

Procédés de Fabrication I - IGI

Chapitre 2. Propriétés Mécaniques des Matériaux

16 octobre 2025

Programme de la première partie

1. Introduction
2. Description de l'expérience de traction uniaxiale
3. La contrainte en plasticité, Loi de Ludwik et courbe de traction réelle
4. Décharge et relaxation

2.1.1 Généralités

- *Dans la plupart des procédés, la mise en forme de la matière première est basée sur les déformations plastiques. C'est le cas :*
 - *du formage des métaux : laminage, forgeage, extrusion, étirage,*
 - *du formage des feuilles : pliage, emboutissage, découpage ,*
 - *des procédés de coupe (fraisage, perçage, décolletage),*
 - ...
- *La planification puis l'optimisation des procédés de production cités plus haut est donc essentiellement conditionnée par les **propriétés mécaniques** (élastiques et surtout **plastiques**) du matériau à usiner.*
- *Il existe d'autres procédés comme la fonderie ou l'injection dont les performances dépendent plutôt des **propriétés thermiques** du matériau à mettre en forme. Ce sujet sera traité dans le chapitre suivant.*

2.1.1 Généralités

- *Dans la plupart des procédés, la mise en forme de la matière première est basée sur les déformations plastiques. C'est le cas :*
 - *du formage des métaux : laminage, forgeage, extrusion, étirage,*
 - *du formage des feuilles : pliage, emboutissage, découpage ,*
 - *des procédés de coupe (fraisage, perçage, décolletage),*
 - *...*
- *La planification puis l'optimisation des procédés de production cités plus haut est donc essentiellement conditionnée par les **propriétés mécaniques (élastiques et surtout plastiques)** du matériau à usiner.*
- *Il existe d'autres procédés comme la fonderie ou l'injection dont les performances dépendent plutôt des **propriétés thermiques** du matériau à mettre en forme. Ce sujet sera traité dans le chapitre suivant.*

2.1.1 Généralités

- *Dans la plupart des procédés, la mise en forme de la matière première est basée sur les déformations plastiques. C'est le cas :*
 - *du formage des métaux : laminage, forgeage, extrusion, étirage,*
 - *du formage des feuilles : pliage, emboutissage, découpage ,*
 - *des procédés de coupe (fraisage, perçage, décolletage),*
 - ...
- *La planification puis l'optimisation des procédés de production cités plus haut est donc essentiellement conditionnée par les **propriétés mécaniques (élastiques et surtout plastiques)** du matériau à usiner.*
- *Il existe d'autres procédés comme la fonderie ou l'injection dont les performances dépendent plutôt des **propriétés thermiques** du matériau à mettre en forme. Ce sujet sera traité dans le chapitre suivant.*

2.1.1 Généralités

- *Dans la plupart des procédés, la mise en forme de la matière première est basée sur les déformations plastiques. C'est le cas :*
 - *du formage des métaux : laminage, forgeage, extrusion, étirage,*
 - *du formage des feuilles : pliage, emboutissage, découpage ,*
 - *des procédés de coupe (fraisage, perçage, décolletage),*
 - ...
- *La planification puis l'optimisation des procédés de production cités plus haut est donc essentiellement conditionnée par les **propriétés mécaniques (élastiques et surtout plastiques)** du matériau à usiner.*
- *Il existe d'autres procédés comme la fonderie ou l'injection dont les performances dépendent plutôt des **propriétés thermiques** du matériau à mettre en forme. Ce sujet sera traité dans le chapitre suivant.*

2.1.2 Objectifs du chapitre

- Il s'agit de définir, d'illustrer et de comprendre le lien qu'ont entre elles les principales propriétés élasto-plastiques de la matière :

Nom	Symbole	Unité
<i>Le module d'élasticité</i>	E	[GPa]
<i>Le coefficient de Poisson</i>	ν	[-]
<i>Le coefficient d'écroutissage</i>	n	[-]
<i>Le module d'écroutissage</i>	K	[MPa]
<i>La limite élastique</i>	R_e	[MPa]
<i>La résistance à la traction</i>	R_m	[MPa]
<i>Le taux de déformation réel à la rupture</i>	ϵ_{ult}	[-]
<i>La dureté</i>	HB, HV, HK	[kg/mm ²]
...

2.1.2 Objectifs du chapitre

- Il s'agit de définir, d'illustrer et de comprendre le lien qu'ont entre elles les principales propriétés élasto-plastiques de la matière :

Nom	Symbole	Unité
<i>Le module d'élasticité</i>	E	[GPa]
<i>Le coefficient de Poisson</i>	ν	[-]
<i>Le coefficient d'écroutissage</i>	n	[-]
<i>Le module d'écroutissage</i>	K	[MPa]
<i>La limite élastique</i>	R_e	[MPa]
<i>La résistance à la traction</i>	R_m	[MPa]
<i>Le taux de déformation réel à la rupture</i>	ϵ_{ult}	[-]
<i>La dureté</i>	HB, HV, HK	[kg/mm ²]
...

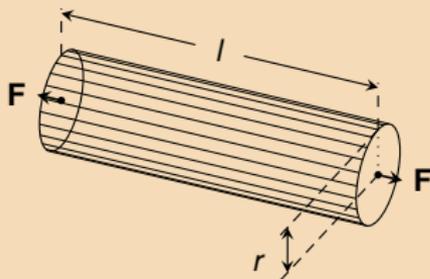
► Dictionnaire anglais

2.1.2 Objectifs du chapitre

- Il s'agit de définir, d'illustrer et de comprendre le lien qu'ont entre elles les principales propriétés élasto-plastiques de la matière :

Nom	Symbole	Unité
<i>Le module d'élasticité</i>	E	[GPa]
<i>Le coefficient de Poisson</i>	ν	[–]
<i>Le coefficient d'écroutissage</i>	n	[–]
<i>Le module d'écroutissage</i>	K	[MPa]
<i>La limite élastique</i>	R_e	[MPa]
<i>La résistance à la traction</i>	R_m	[MPa]
<i>Le taux de déformation réel à la rupture</i>	ϵ_{ult}	[–]
<i>La dureté</i>	HB, HV, HK	[kg/mm ²]
...

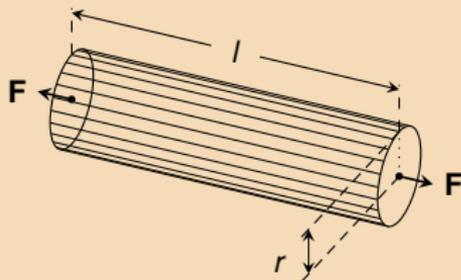
2.2.1 Expérience de traction - contrainte réelle



- Dans une expérience de traction on allonge un échantillon de matière en lui appliquant une force F croissante.
- La force n'est pas une bonne mesure de la façon avec laquelle on sollicite l'échantillon.
- Ce rapport est noté σ et appelé contrainte de traction réelle

$$\sigma = \frac{F}{S} \quad (1)$$

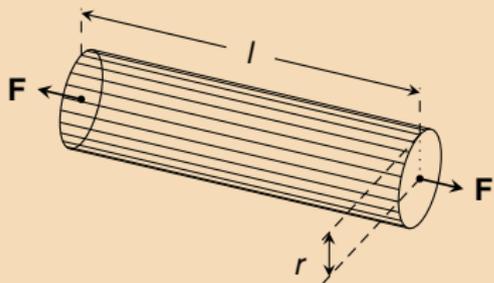
2.2.1 Expérience de traction - contrainte réelle



- Dans une expérience de traction on allonge un échantillon de matière en lui appliquant une force F croissante.
- La force n'est pas une bonne mesure de la façon avec laquelle on sollicite l'échantillon.
- Ce rapport est noté σ et appelé contrainte de traction réelle

$$\sigma = \frac{F}{S} \quad (1)$$

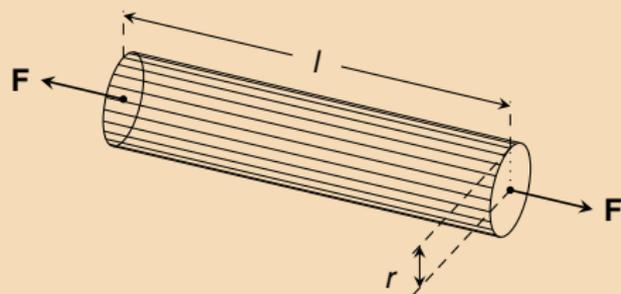
2.2.1 Expérience de traction - contrainte réelle



- Dans une expérience de traction on allonge un échantillon de matière en lui appliquant une force F croissante.
- La force n'est pas une bonne mesure de la façon avec laquelle on sollicite l'échantillon.
- Ce rapport est noté σ et appelé contrainte de traction réelle

$$\sigma = \frac{F}{S} \quad (1)$$

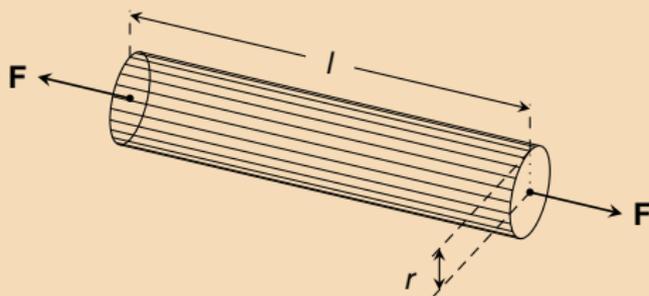
2.2.1 Expérience de traction - contrainte réelle



- Dans une expérience de traction on allonge un échantillon de matière en lui appliquant une force F croissante.
- La force n'est pas une bonne mesure de la façon avec laquelle on sollicite l'échantillon.
- Ce rapport est noté σ et appelé contrainte de traction réelle

$$\sigma = \frac{F}{S} \quad (1)$$

2.2.1 Expérience de traction - contrainte réelle

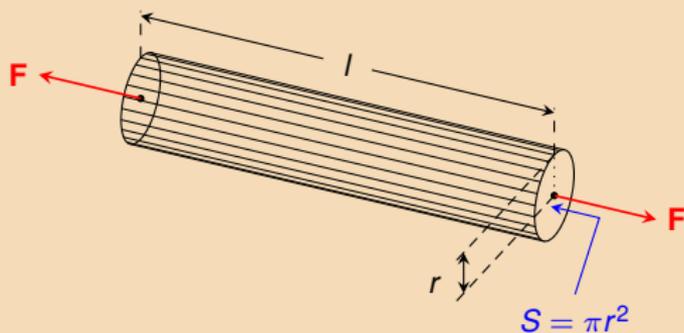


- Dans une expérience de traction on allonge un échantillon de matière en lui appliquant une force F croissante.
- La force n'est pas une bonne mesure de la façon avec laquelle on sollicite l'échantillon.
- Ce rapport est noté σ et appelé contrainte de traction réelle

$$\sigma = \frac{F}{S}$$

(1)

2.2.1 Expérience de traction - contrainte réelle

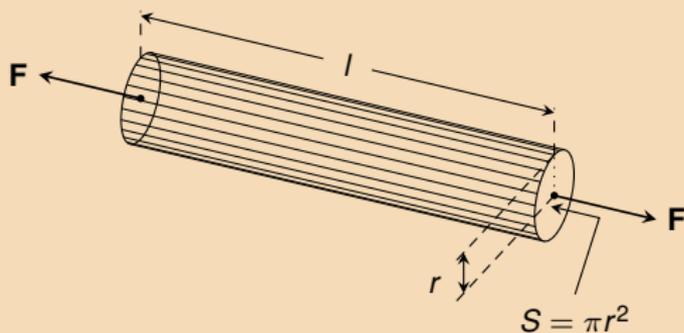


- Dans une expérience de traction on allonge un échantillon de matière en lui appliquant une force F croissante.
- La force n'est pas une bonne mesure de la façon avec laquelle on sollicite l'échantillon.
- Ce rapport est noté σ et appelé contrainte de traction réelle

$$\sigma = \frac{F}{S}$$

(1)

2.2.1 Expérience de traction - contrainte réelle

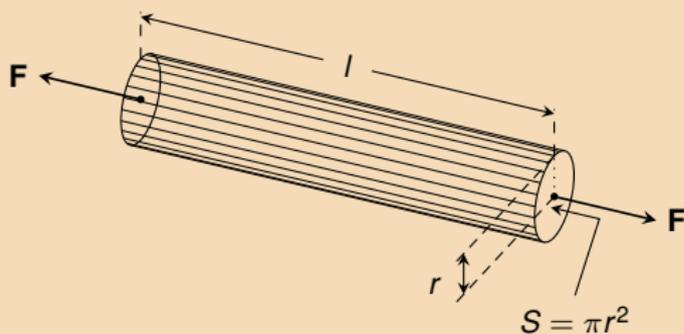


- Dans une expérience de traction on allonge un échantillon de matière en lui appliquant une force F croissante.
- La force n'est pas une bonne mesure de la façon avec laquelle on sollicite l'échantillon.
- Ce rapport est noté σ et appelé *contrainte de traction réelle*

$$\sigma = \frac{F}{S}$$

(1)

2.2.1 Expérience de traction - contrainte réelle

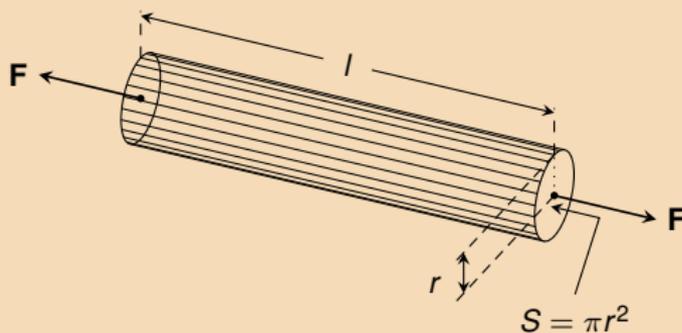


- *Dans une expérience de traction on allonge un échantillon de matière en lui appliquant une force F croissante.*
- *La force n'est pas une bonne mesure de la façon avec laquelle on sollicite l'échantillon.*
- *Ce rapport est noté σ et appelé contrainte de traction réelle*

$$\sigma = \frac{F}{S}$$

(1)

2.2.1 Expérience de traction - contrainte réelle

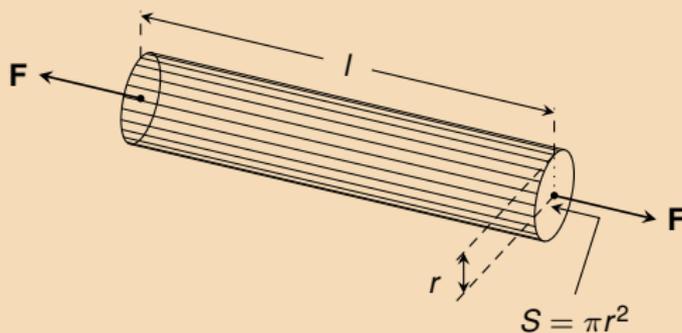


- Dans une expérience de traction on allonge un échantillon de matière en lui appliquant une force F croissante.
- La force n'est pas une bonne mesure de la façon avec laquelle on sollicite l'échantillon. Le rapport entre la force et la section courante en donne une meilleure idée.
- Ce rapport est noté σ et appelé *contrainte de traction réelle*

$$\sigma = \frac{F}{S}$$

(1)

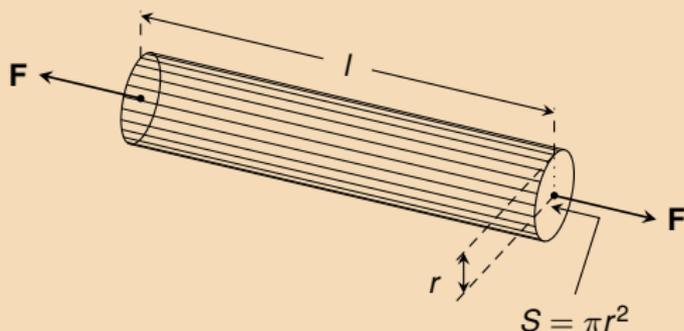
2.2.1 Expérience de traction - contrainte réelle



- Dans une expérience de traction on allonge un échantillon de matière en lui appliquant une force F croissante.
- La force n'est pas une bonne mesure de la façon avec laquelle on sollicite l'échantillon. Le rapport entre la force et la section courante en donne une meilleure idée.
- Ce rapport est noté σ et appelé contrainte de traction **réelle**

$$\sigma = \frac{F}{S} \quad \text{unité : MPa} \quad (1)$$

2.2.1 Expérience de traction - contrainte réelle

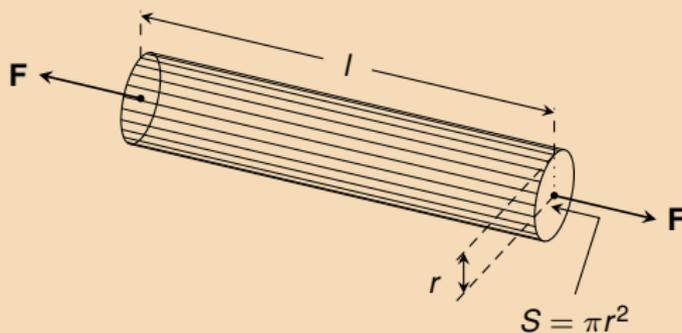


- Dans une expérience de traction on allonge un échantillon de matière en lui appliquant une force F croissante.
- La force n'est pas une bonne mesure de la façon avec laquelle on sollicite l'échantillon. Le rapport entre la force et la section courante en donne une meilleure idée.
- Ce rapport est noté σ et appelé contrainte de traction **réelle**

$$\sigma = \frac{F}{S} \quad \text{unité : MPa} \quad (1)$$

Quelle est l'unité de la contrainte de traction réelle ?

2.2.1 Expérience de traction - contrainte réelle

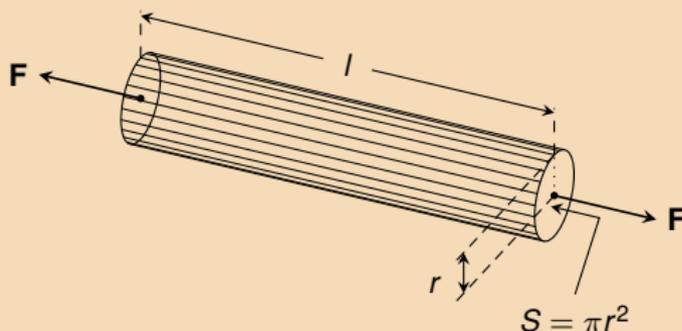


- Dans une expérience de traction on allonge un échantillon de matière en lui appliquant une force F croissante.
- La force n'est pas une bonne mesure de la façon avec laquelle on sollicite l'échantillon. Le rapport entre la force et la section courante en donne une meilleure idée.
- Ce rapport est noté σ et appelé contrainte de traction **réelle**

$$\sigma = \frac{F}{S} \quad \text{unité :MPa} \quad (1)$$

Quelle est l'unité de la contrainte de traction réelle ?

2.2.1 Expérience de traction - contrainte réelle



- Dans une expérience de traction on allonge un échantillon de matière en lui appliquant une force F croissante.
- La force n'est pas une bonne mesure de la façon avec laquelle on sollicite l'échantillon. Le rapport entre la force et la section courante en donne une meilleure idée.
- Ce rapport est noté σ et appelé contrainte de traction **réelle**

$$\sigma = \frac{F}{S} \quad \text{unité : MPa} \quad (1)$$

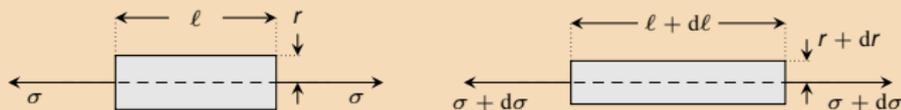
Définition (1) de la contrainte réelle aux Tableaux

2.2.2 Lois infinitésimales



- Si la contrainte de traction σ augmente d'une quantité infinitésimale $d\sigma$ la longueur ℓ et le rayon r de l'échantillon varient de $d\ell$ et respectivement dr .
- Hooke et Poisson ont observé que tant que les déformations restent **élastiques**, les variations relatives $d\ell/\ell$ et dr/r sont en proportion de $d\sigma$:

2.2.2 Lois infinitésimales



- Si la contrainte de traction σ augmente d'une quantité infinitésimale $d\sigma$ la longueur ℓ et le rayon r de l'échantillon varient de $d\ell$ et respectivement dr .
- Hooke et Poisson ont observé que tant que les déformations restent **élastiques**, les variations relatives $d\ell/\ell$ et dr/r sont en proportion de $d\sigma$:

2.2.2 Lois infinitésimales



- Si la contrainte de traction σ augmente d'une quantité infinitésimale $d\sigma$ la longueur l et le rayon r de l'échantillon varient de dl et respectivement dr .
- Hooke et Poisson ont observé que tant que les déformations restent **élastiques**, les variations relatives dl/l et dr/r sont en proportion de $d\sigma$:

$$\frac{dl}{l} = \frac{1}{E} d\sigma \quad (\text{Loi de Hooke infinitésimale}) \quad (2)$$

$$\frac{dr}{r} = -\frac{1}{E'} d\sigma \quad (\text{Loi de Hooke-Poisson infinitésimale}). \quad (3)$$

que veut dire élastique ?

2.2.2 Lois infinitésimales



- Si la contrainte de traction σ augmente d'une quantité infinitésimale $d\sigma$ la longueur ℓ et le rayon r de l'échantillon varient de $d\ell$ et respectivement dr .
- Hooke et Poisson ont observé que tant que les déformations restent **élastiques**, les variations relatives $d\ell/\ell$ et dr/r sont en proportion de $d\sigma$:

$$\frac{d\ell}{\ell} = \frac{1}{E} d\sigma \quad (\text{Loi de Hooke infinitésimale}) \quad (2)$$

$$\frac{dr}{r} = -\frac{1}{E'} d\sigma \quad (\text{Loi de Hooke-Poisson infinitésimale}). \quad (3)$$

Cela est lié à la réversibilité : l'état de contrainte ne modifie pas la déformabilité de la matière

2.2.2 Lois infinitésimales



- Si la contrainte de traction σ augmente d'une quantité infinitésimale $d\sigma$ la longueur l et le rayon r de l'échantillon varient de dl et respectivement dr .
- Hooke et Poisson ont observé que tant que les déformations restent **élastiques**, les variations relatives dl/l et dr/r sont en proportion de $d\sigma$:

$$\frac{dl}{l} = \frac{1}{E} d\sigma \quad (\text{Loi de Hooke infinitésimale}) \quad (2)$$

$$\frac{dr}{r} = -\frac{1}{E'} d\sigma \quad (\text{Loi de Hooke-Poisson infinitésimale}). \quad (3)$$

où $E, E' > 0$ sont les modules d'Young et de Young-Poisson.

2.2.2 Lois infinitésimales



- Si la contrainte de traction σ augmente d'une quantité infinitésimale $d\sigma$ la longueur l et le rayon r de l'échantillon varient de dl et respectivement dr .
- Hooke et Poisson ont observé que tant que les déformations restent **élastiques**, les variations relatives dl/l et dr/r sont en **proportion** de $d\sigma$:

$$\frac{dl}{l} = \frac{1}{E} d\sigma \quad (\text{Loi de Hooke infinitésimale}) \quad (2)$$

$$\frac{dr}{r} = -\frac{1}{E'} d\sigma \quad (\text{Loi de Hooke-Poisson infinitésimale}). \quad (3)$$

où $E, E' > 0$ sont les modules d'Young et de Young-Poisson.

E et E' sont des coefficients de proportionnalité. Ils caractérisent le matériau.

2.2.2 Lois infinitésimales



- Si la contrainte de traction σ augmente d'une quantité infinitésimale $d\sigma$ la longueur ℓ et le rayon r de l'échantillon varient de $d\ell$ et respectivement dr .
- Hooke et Poisson ont observé que tant que les déformations restent **élastiques**, les variations relatives $d\ell/\ell$ et dr/r sont en **proportion** de $d\sigma$:

$$\frac{d\ell}{\ell} = \frac{1}{E} d\sigma \quad (\text{Loi de Hooke infinitésimale}) \quad (2)$$

$$\frac{dr}{r} = -\frac{1}{E'} d\sigma \quad (\text{Loi de Hooke-Poisson infinitésimale}). \quad (3)$$

où $E, E' > 0$ sont les modules d'Young et de Young-Poisson. Le signe moins dans la seconde relation dit que le rayon diminue si la traction augmente.

E et E' sont des coefficients de proportionnalité. Ils caractérisent le matériau.

2.2.2 Lois infinitésimales



- Si la contrainte de traction σ augmente d'une quantité infinitésimale $d\sigma$ la longueur l et le rayon r de l'échantillon varient de dl et respectivement dr .
- Hooke et Poisson ont observé que tant que les déformations restent **élastiques**, les variations relatives dl/l et dr/r sont en proportion de $d\sigma$:

$$\frac{dl}{l} = \frac{1}{E} d\sigma \quad (\text{Loi de Hooke infinitésimale}) \quad (2)$$

$$\frac{dr}{r} = -\frac{1}{E'} d\sigma \quad (\text{Loi de Hooke-Poisson infinitésimale}). \quad (3)$$

où $E, E' > 0$ sont les modules d'Young et de Young-Poisson. Le signe moins dans la seconde relation dit que le rayon diminue si la traction augmente.

Observez le signe moins dans l'équation (3), que veut-il dire ?

2.2.2 Lois infinitésimales



- Si la contrainte de traction σ augmente d'une quantité infinitésimale $d\sigma$ la longueur l et le rayon r de l'échantillon varient de dl et respectivement dr .
- Hooke et Poisson ont observé que tant que les déformations restent **élastiques**, les variations relatives dl/l et dr/r sont en proportion de $d\sigma$:

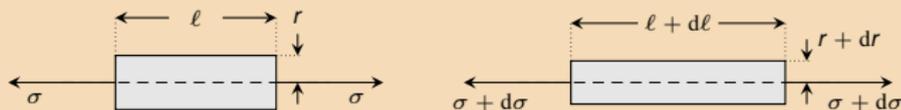
$$\frac{dl}{l} = \frac{1}{E} d\sigma \quad (\text{Loi de Hooke infinitésimale}) \quad (2)$$

$$\frac{dr}{r} = -\frac{1}{E'} d\sigma \quad (\text{Loi de Hooke-Poisson infinitésimale}). \quad (3)$$

où $E, E' > 0$ sont les modules d'Young et de Young-Poisson. Le signe **moins** dans la seconde relation dit que le rayon diminue si la traction augmente.

Observez le signe moins dans l'équation (3), que veut-il dire ?

2.2.2 Lois infinitésimales



- Si la contrainte de traction σ augmente d'une quantité infinitésimale $d\sigma$ la longueur l et le rayon r de l'échantillon varient de dl et respectivement dr .
- Hooke et Poisson ont observé que tant que les déformations restent **élastiques**, les variations relatives dl/l et dr/r sont en proportion de $d\sigma$:

$$\frac{dl}{l} = \frac{1}{E} d\sigma \quad (\text{Loi de Hooke infinitésimale}) \quad (2)$$

$$\frac{dr}{r} = -\frac{1}{E'} d\sigma \quad (\text{Loi de Hooke-Poisson infinitésimale}). \quad (3)$$

où $E, E' > 0$ sont les modules d'Young et de Young-Poisson. Le signe moins dans la seconde relation dit que le rayon diminue si la traction augmente.

Equations infinitésimales (2) et (3) aux Tableaux

2.2.3 Module d'Young et coefficient de Poisson

- *Le module d'Young est une caractéristique fondamentale des propriétés élastiques du matériau dont est fait l'échantillon.*
- *Le module d'Young-Poisson E' est aussi une caractéristique de l'échantillon, mais elle n'est pas très célèbre. La caractéristique qui est devenue fameuse est plutôt le rapport entre E et E' .*

$$\frac{E}{E'}$$

- *En éliminant le module d'Young-Poisson E' au profit du coefficient de Poisson, les accroissements relatifs de longueur et de rayon suscités par une augmentation élastique de contrainte de traction valent :*

$$\frac{d\ell}{\ell} = \frac{1}{E} d\sigma \quad (4)$$

2.2.3 Module d'Young et coefficient de Poisson

- Le module d'Young est une caractéristique fondamentale des propriétés élastiques du matériau dont est fait l'échantillon.
- Le module d'Young-Poisson E' est aussi une caractéristique de l'échantillon, mais elle n'est pas très célèbre. La caractéristique qui est devenue fameuse est plutôt le rapport entre E et E' . Ce rapport est noté ν et appelé coefficient de Poisson :

$$\nu = \frac{E}{E'}$$

- En éliminant le module d'Young-Poisson E' au profit du coefficient de Poisson, les accroissements relatifs de longueur et de rayon suscités par une augmentation élastique de contrainte de traction valent :

$$\frac{d\ell}{\ell} = \frac{1}{E} d\sigma \quad (4)$$

2.2.3 Module d'Young et coefficient de Poisson

- Le module d'Young est une caractéristique fondamentale des propriétés élastiques du matériau dont est fait l'échantillon.
- Le module d'Young-Poisson E' est aussi une caractéristique de l'échantillon, mais elle n'est pas très célèbre. La caractéristique qui est devenue fameuse est plutôt le rapport entre E et E' . ce rapport est noté ν et appelé *coefficient de Poisson* :

$$\nu = \frac{E}{E'} \implies E' = \frac{E}{\nu}.$$

- En éliminant le module d'Young-Poisson E' au profit du coefficient de Poisson, les accroissements relatifs de longueur et de rayon suscités par une augmentation élastique de contrainte de traction valent :

$$\frac{d\ell}{\ell} = \frac{1}{E} d\sigma \quad (4)$$

2.2.3 Module d'Young et coefficient de Poisson

- Le module d'Young est une caractéristique fondamentale des propriétés élastiques du matériau dont est fait l'échantillon.
- Le module d'Young-Poisson E' est aussi une caractéristique de l'échantillon, mais elle n'est pas très célèbre. La caractéristique qui est devenue fameuse est plutôt le rapport entre E et E' . ce rapport est noté ν et appelé **coefficient de Poisson** :

$$\nu = \frac{E}{E'} \implies E' = \frac{E}{\nu}.$$

- En éliminant le module d'Young-Poisson E' au profit du coefficient de Poisson, les accroissements relatifs de longueur et de rayon suscités par une augmentation élastique de contrainte de traction valent :

$$\frac{dl}{l} = \frac{1}{E} d\sigma \quad (4)$$

2.2.3 Module d'Young et coefficient de Poisson

- Le module d'Young est une caractéristique fondamentale des propriétés élastiques du matériau dont est fait l'échantillon.
- Le module d'Young-Poisson E' est aussi une caractéristique de l'échantillon, mais elle n'est pas très célèbre. La caractéristique qui est devenue fameuse est plutôt le rapport entre E et E' . ce rapport est noté ν et appelé **coefficient de Poisson** :

$$\nu = \frac{E}{E'} \implies E' = \frac{E}{\nu}$$

- En éliminant le module d'Young-Poisson E' au profit du coefficient de Poisson, les accroissements relatifs de longueur et de rayon suscités par une augmentation élastique de contrainte de traction valent :

$$\frac{d\ell}{\ell} = \frac{1}{E} d\sigma \quad (4)$$

Éliminons E' qui n'est pas célèbre

2.2.3 Module d'Young et coefficient de Poisson

- Le module d'Young est une caractéristique fondamentale des propriétés élastiques du matériau dont est fait l'échantillon.
- Le module d'Young-Poisson E' est aussi une caractéristique de l'échantillon, mais elle n'est pas très célèbre. La caractéristique qui est devenue fameuse est plutôt le rapport entre E et E' . ce rapport est noté ν et appelé **coefficient de Poisson** :

$$\nu = \frac{E}{E'} \implies E' = \frac{E}{\nu}.$$

- En éliminant le module d'Young-Poisson E' au profit du coefficient de Poisson, les accroissements relatifs de longueur et de rayon suscités par une augmentation élastique de contrainte de traction valent :

$$\frac{d\ell}{\ell} = \frac{1}{E} d\sigma \quad \text{et} \quad \frac{dr}{r} = -\frac{\nu}{E} d\sigma. \quad (4)$$

Éliminons E' qui n'est pas célèbre

2.2.3 Module d'Young et coefficient de Poisson

- Le module d'Young est une caractéristique fondamentale des propriétés élastiques du matériau dont est fait l'échantillon.
- Le module d'Young-Poisson E' est aussi une caractéristique de l'échantillon, mais elle n'est pas très célèbre. La caractéristique qui est devenue fameuse est plutôt le rapport entre E et E' . ce rapport est noté ν et appelé **coefficient de Poisson** :

$$\nu = \frac{E}{E'} \implies E' = \frac{E}{\nu}.$$

- En éliminant le module d'Young-Poisson E' au profit du coefficient de Poisson, les accroissements relatifs de longueur et de rayon suscités par une augmentation élastique de contrainte de traction valent :

$$\frac{dl}{l} = \frac{1}{E} d\sigma \quad \text{et} \quad \frac{dr}{r} = -\frac{\nu}{E} d\sigma. \quad (4)$$

2.2.3 Module d'Young et coefficient de Poisson

- Le module d'Young est une caractéristique fondamentale des propriétés élastiques du matériau dont est fait l'échantillon.
- Le module d'Young-Poisson E' est aussi une caractéristique de l'échantillon, mais elle n'est pas très célèbre. La caractéristique qui est devenue fameuse est plutôt le rapport entre E et E' . ce rapport est noté ν et appelé **coefficient de Poisson** :

$$\nu = \frac{E}{E'} \implies E' = \frac{E}{\nu}.$$

- En éliminant le module d'Young-Poisson E' au profit du coefficient de Poisson, les accroissements relatifs de longueur et de rayon suscités par une augmentation élastique de contrainte de traction valent :

$$\frac{dl}{l} = \frac{1}{E} d\sigma \quad \text{et} \quad \frac{dr}{r} = -\frac{\nu}{E} d\sigma. \quad (4)$$

2.2.3 Module d'Young et coefficient de Poisson

- Le module d'Young est une caractéristique fondamentale des propriétés élastiques du matériau dont est fait l'échantillon.
- Le module d'Young-Poisson E' est aussi une caractéristique de l'échantillon, mais elle n'est pas très célèbre. La caractéristique qui est devenue fameuse est plutôt le rapport entre E et E' . ce rapport est noté ν et appelé **coefficient de Poisson** :

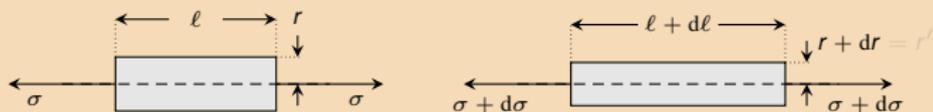
$$\nu = \frac{E}{E'} \implies E' = \frac{E}{\nu}.$$

- En éliminant le module d'Young-Poisson E' au profit du coefficient de Poisson, les accroissements relatifs de longueur et de rayon suscités par une augmentation élastique de contrainte de traction valent :

$$\frac{dl}{l} = \frac{1}{E} d\sigma \quad \text{et} \quad \frac{dr}{r} = -\frac{\nu}{E} d\sigma. \quad (4)$$

Corriger l'équation de Hooke-Poisson infinitésimale aux Tableaux

2.2.4 Episode microscopique



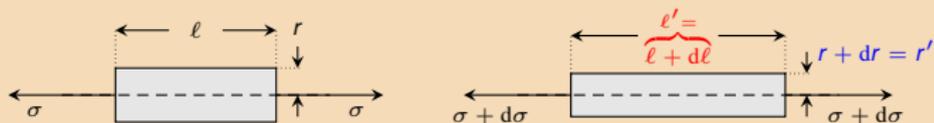
- L'augmentation $d\sigma$ (très petite) de contrainte fait passer la longueur et le rayon de l'échantillon des valeurs l, r aux valeurs l', r' :

$$l' = l + dl = \left(1 + \frac{dl}{l}\right) l$$

$$r' = r + dr = \left(1 + \frac{dr}{r}\right) r$$

- L'effet d'une très petite augmentation de contrainte sur les longueurs et les rayons est donc multiplicatif :

2.2.4 Episode microscopique



- L'augmentation $d\sigma$ (très petite) de contrainte fait passer la longueur et le rayon de l'échantillon des valeurs l, r aux valeurs l', r' :

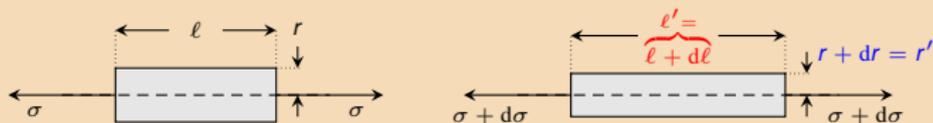
$$l' = l + dl = \left(\frac{l}{\sigma} \right) (\sigma + d\sigma)$$

$$r' = r + dr = \left(\frac{r}{\sigma} \right) (\sigma + d\sigma)$$

- L'effet d'une très petite augmentation de contrainte sur les longueurs et les rayons est donc multiplicatif :

On reconnaît l' et r' sur le dessin

2.2.4 Episode microscopique



- L'augmentation $d\sigma$ (très petite) de contrainte fait passer la longueur et le rayon de l'échantillon des valeurs l, r aux valeurs l', r' :

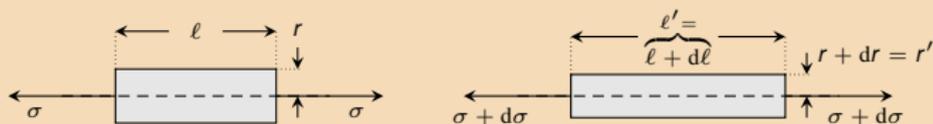
$$l' = l + dl = \left(1 + \frac{dl}{l}\right) l = \left(1 + \frac{d\epsilon}{\epsilon}\right) l$$

$$r' = r + dr = \left(1 + \frac{dr}{r}\right) r = \left(1 + \frac{d\nu}{\nu}\right) r$$

- L'effet d'une très petite augmentation de contrainte sur les longueurs et les rayons est donc multiplicatif :

On reconnaît l' et r' sur le dessin

2.2.4 Episode microscopique



- L'augmentation $d\sigma$ (très petite) de contrainte fait passer la longueur et le rayon de l'échantillon des valeurs l, r aux valeurs l', r' :

$$l' = l + dl = \left(1 + \frac{dl}{l}\right) l$$

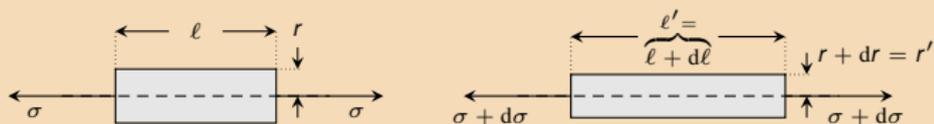
$$r' = r + dr = \left(1 + \frac{dr}{r}\right) r$$

- L'effet d'une très petite augmentation de contrainte sur les longueurs et les rayons est donc multiplicatif :

Factorisons l et r au membre de droite



2.2.4 Episode microscopique



- L'augmentation $d\sigma$ (très petite) de contrainte fait passer la longueur et le rayon de l'échantillon des valeurs l, r aux valeurs l', r' :

$$l' = l + dl = \left(1 + \frac{dl}{l}\right) l = \left(1 + \frac{1}{E} d\sigma\right) l$$

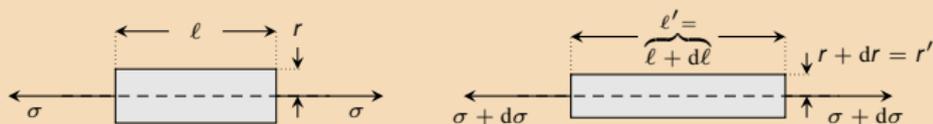
$$r' = r + dr = \left(1 + \frac{dr}{r}\right) r = \left(1 - \frac{\nu}{E} d\sigma\right) r$$

- L'effet d'une très petite augmentation de contrainte sur les longueurs et les rayons est donc multiplicatif :

Factorisons l et r au membre de droite



2.2.4 Episode microscopique



- L'augmentation $d\sigma$ (très petite) de contrainte fait passer la longueur et le rayon de l'échantillon des valeurs l, r aux valeurs l', r' :

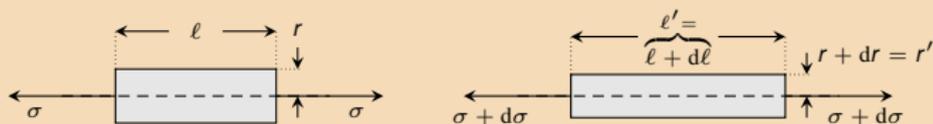
$$l' = l + dl = \left(1 + \frac{dl}{l}\right) l = \left(1 + \frac{1}{E} d\sigma\right) l$$

$$r' = r + dr = \left(1 + \frac{dr}{r}\right) r = \left(1 - \frac{\nu}{E} d\sigma\right) r$$

- L'effet d'une très petite augmentation de contrainte sur les longueurs et les rayons est donc multiplicatif :

Utilisons les lois de Hooke, Hooke Poisson infinit. pour exprimer les variations relatives de l et r

2.2.4 Episode microscopique



- L'augmentation $d\sigma$ (très petite) de contrainte fait passer la longueur et le rayon de l'échantillon des valeurs l, r aux valeurs l', r' :

$$l' = l + dl = \left(1 + \frac{dl}{l}\right) l = \left(1 + \frac{1}{E} d\sigma\right) l$$

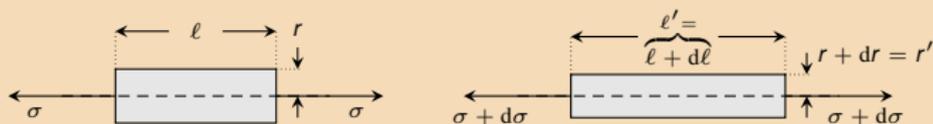
$$r' = r + dr = \left(1 + \frac{dr}{r}\right) r = \left(1 - \frac{\nu}{E} d\sigma\right) r$$

- L'effet d'une très petite augmentation de contrainte sur les longueurs et les rayons est donc multiplicatif : c'est une amplification d'un facteur > 1 pour la longueur

$$1 + \frac{1}{E} d\sigma \quad (\text{pour la longueur})$$

Utilisons les lois de Hooke, Hooke Poisson infinit. pour exprimer les variations relatives de l et r

2.2.4 Episode microscopique



- L'augmentation $d\sigma$ (très petite) de contrainte fait passer la longueur et le rayon de l'échantillon des valeurs l, r aux valeurs l', r' :

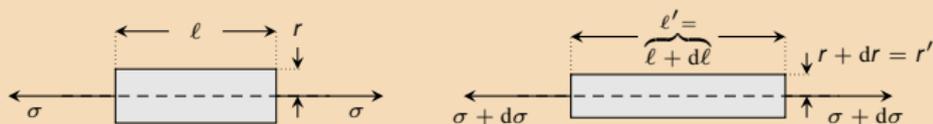
$$l' = l + dl = \left(1 + \frac{dl}{l}\right) l = \left(1 + \frac{1}{E} d\sigma\right) l$$

$$r' = r + dr = \left(1 + \frac{dr}{r}\right) r = \left(1 - \frac{\nu}{E} d\sigma\right) r$$

- L'effet d'une très petite augmentation de contrainte sur les longueurs et les rayons est donc multiplicatif : c'est une amplification d'un facteur > 1 pour la longueur et une réduction d'un facteur < 1 , pour le rayon

$$1 + \frac{1}{E} d\sigma \quad (\text{pr. la longu.}) \quad 1 - \frac{\nu}{E} d\sigma \quad (\text{pr. le rayon})$$

2.2.4 Episode microscopique



- L'augmentation $d\sigma$ (très petite) de contrainte fait passer la longueur et le rayon de l'échantillon des valeurs l, r aux valeurs l', r' :

$$l' = l + dl = \left(1 + \frac{dl}{l}\right) l = \left(1 + \frac{1}{E} d\sigma\right) l$$

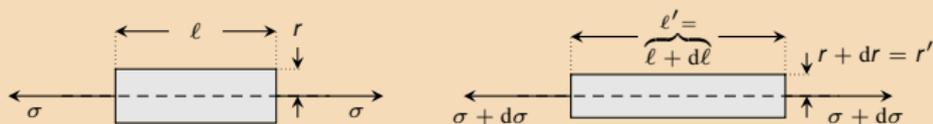
$$r' = r + dr = \left(1 + \frac{dr}{r}\right) r = \left(1 - \frac{\nu}{E} d\sigma\right) r$$

- L'effet d'une très petite augmentation de contrainte sur les longueurs et les rayons est donc multiplicatif : c'est une amplification d'un facteur > 1 pour la longueur et une réduction d'un facteur < 1 , pour le rayon

$$1 + \frac{1}{E} d\sigma \quad (\text{pr. la longu.}) \quad 1 - \frac{\nu}{E} d\sigma \quad (\text{pr. le rayon})$$

Bien sûr, ce n'est vrai que si les déformations qu'on considère sont élastiques !

2.2.4 Episode microscopique



- L'augmentation $d\sigma$ (très petite) de contrainte fait passer la longueur et le rayon de l'échantillon des valeurs l, r aux valeurs l', r' :

$$l' = l + dl = \left(1 + \frac{dl}{l}\right) l = \left(1 + \frac{1}{E} d\sigma\right) l$$

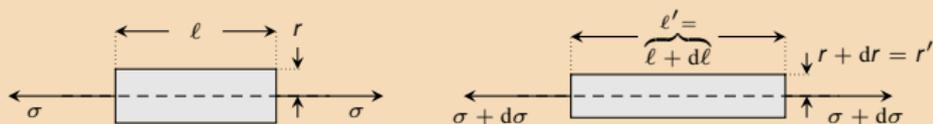
$$r' = r + dr = \left(1 + \frac{dr}{r}\right) r = \left(1 - \frac{\nu}{E} d\sigma\right) r$$

- L'effet d'une très petite augmentation de contrainte sur les longueurs et les rayons est donc multiplicatif : c'est une amplification d'un facteur > 1 pour la longueur et une réduction d'un facteur < 1 , pour le rayon

$$1 + \frac{1}{E} d\sigma \quad (\text{pr. la longu.}) \quad 1 - \frac{\nu}{E} d\sigma \quad (\text{pr. le rayon})$$

Bien sûr, ce n'est vrai que si les déformations qu'on considère sont élastiques !

2.2.4 Episode microscopique



- L'augmentation $d\sigma$ (très petite) de contrainte fait passer la longueur et le rayon de l'échantillon des valeurs ℓ, r aux valeurs ℓ', r' :

$$\ell' = \ell + d\ell = \left(1 + \frac{d\ell}{\ell}\right) \ell = \left(1 + \frac{1}{E}d\sigma\right) \ell$$

$$r' = r + dr = \left(1 + \frac{dr}{r}\right) r = \left(1 - \frac{\nu}{E}d\sigma\right) r$$

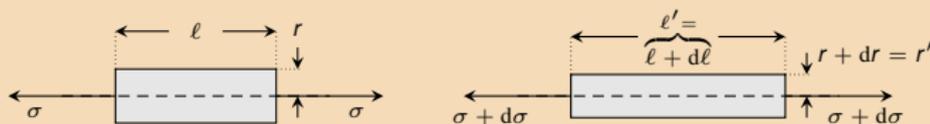
- L'effet d'une très petite augmentation de contrainte sur les longueurs et les rayons est donc multiplicatif : c'est une amplification d'un facteur > 1 pour la longueur et une réduction d'un facteur < 1 , pour le rayon

$$1 + \frac{1}{E}d\sigma \quad (\text{pr. la longu.}) \quad 1 - \frac{\nu}{E}d\sigma \quad (\text{pr. le rayon})$$

Bien sûr, ce n'est vrai que si les déformations qu'on considère sont élastiques!

Est-ce que cela est toujours vrai ?

2.2.4 Episode microscopique



- L'augmentation $d\sigma$ (très petite) de contrainte fait passer la longueur et le rayon de l'échantillon des valeurs ℓ, r aux valeurs ℓ', r' :

$$\ell' = \ell + d\ell = \left(1 + \frac{d\ell}{\ell}\right) \ell = \left(1 + \frac{1}{E}d\sigma\right) \ell$$

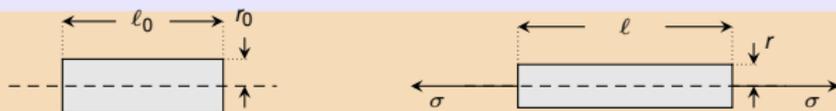
$$r' = r + dr = \left(1 + \frac{dr}{r}\right) r = \left(1 - \frac{\nu}{E}d\sigma\right) r$$

- L'effet d'une très petite augmentation de contrainte sur les longueurs et les rayons est donc multiplicatif : c'est une amplification d'un facteur > 1 pour la longueur et une réduction d'un facteur < 1 , pour le rayon

$$1 + \frac{1}{E}d\sigma \quad (\text{pr. la longu.}) \quad 1 - \frac{\nu}{E}d\sigma \quad (\text{pr. le rayon})$$

Bien sûr, ce n'est vrai que si les déformations qu'on considère sont **élastiques** !

2.2.5 Expérience macroscopique



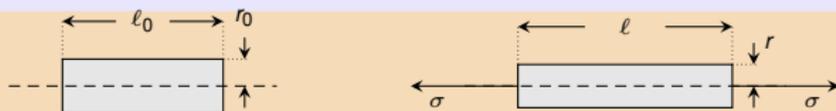
- La mise en traction macroscopique (σ) d'un échantillon peut être décomposée en une succession de n étapes où la contrainte est augmentée de σ/n à chaque fois.
- Si n est très très grand, l'accroissement de contrainte σ/n est \simeq microscopique et, s'il est élastique, son effet sur la longueur et le rayon est multiplicatif. Au cours des épisodes, la longueur et le rayon évoluent depuis les valeurs ℓ_0 et r_0 selon :

$$\ell_0 \rightarrow \left(1 + \frac{\nu \sigma}{E n}\right) \ell_0$$

$$r_0 \rightarrow \left(1 - \frac{\nu \sigma}{E n}\right) r_0$$

- Les longueur et rayon finaux ℓ et r , au terme des n étapes, sont donc

2.2.5 Expérience macroscopique



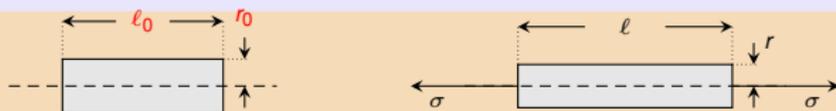
- La mise en traction macroscopique (σ) d'un échantillon peut être décomposée en une succession de n étapes où la contrainte est augmentée de σ/n à chaque fois.
- Si n est très très grand, l'accroissement de contrainte σ/n est \simeq microscopique et, s'il est élastique, son effet sur la longueur et le rayon est multiplicatif. Au cours des épisodes, la longueur et le rayon évoluent depuis les valeurs l_0 et r_0 selon :

$$l_0 \rightarrow \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n}\right) l_0 \rightarrow \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n}\right)^n l_0$$

$$r_0 \rightarrow \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n}\right) r_0 \rightarrow \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n}\right)^n r_0$$

- Les longueur et rayon finaux l et r , au terme des n étapes, sont donc

2.2.5 Expérience macroscopique



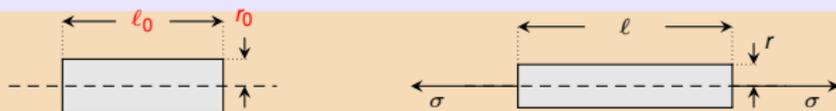
- La mise en traction macroscopique (σ) d'un échantillon peut être décomposée en une succession de n étapes où la contrainte est augmentée de σ/n à chaque fois.
- Si n est très très grand, l'accroissement de contrainte σ/n est \simeq microscopique et, s'il est élastique, son effet sur la longueur et le rayon est multiplicatif. Au cours des épisodes, la longueur et le rayon évoluent depuis les valeurs l_0 et r_0 selon :

$$l_0 \rightarrow \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n}\right) l_0 \rightarrow \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n}\right)^2 l_0 \rightarrow \dots \rightarrow \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n}\right)^n l_0$$

$$r_0 \rightarrow \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n}\right) r_0 \rightarrow \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n}\right)^2 r_0 \rightarrow \dots \rightarrow \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n}\right)^n r_0$$

- Les longueur et rayon finaux l et r , au terme des n étapes, sont donc

2.2.5 Expérience macroscopique



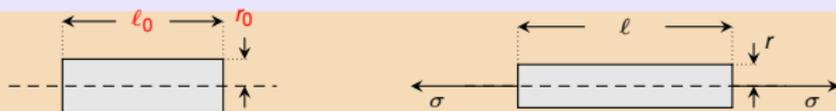
- La mise en traction macroscopique (σ) d'un échantillon peut être décomposée en une succession de n étapes où la contrainte est augmentée de σ/n à chaque fois.
- Si n est très très grand, l'accroissement de contrainte σ/n est \simeq microscopique et, s'il est élastique, son effet sur la longueur et le rayon est multiplicatif. Au cours des épisodes, la longueur et le rayon évoluent depuis les valeurs l_0 et r_0 selon :

$$l_0 \rightarrow \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n}\right) l_0 \rightarrow \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n}\right)^2 l_0 \rightarrow \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n}\right)^3 l_0$$

$$r_0 \rightarrow \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n}\right) r_0 \rightarrow \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n}\right)^2 r_0 \rightarrow \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n}\right)^3 r_0$$

- Les longueur et rayon finaux l et r , au terme des n étapes, sont donc

2.2.5 Expérience macroscopique



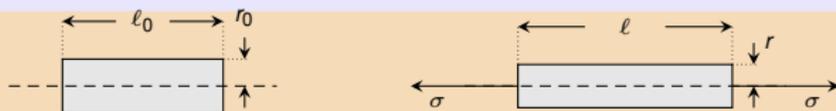
- La mise en traction macroscopique (σ) d'un échantillon peut être décomposée en une succession de n étapes où la contrainte est augmentée de σ/n à chaque fois.
- Si n est très très grand, l'accroissement de contrainte σ/n est \simeq microscopique et, s'il est élastique, son effet sur la longueur et le rayon est multiplicatif. Au cours des épisodes, la longueur et le rayon évoluent depuis les valeurs l_0 et r_0 selon :

$$l_0 \rightarrow \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n}\right) l_0 \rightarrow \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n}\right)^2 l_0 \rightarrow \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n}\right)^3 l_0 \dots$$

$$r_0 \rightarrow \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n}\right) r_0 \rightarrow \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n}\right)^2 r_0 \rightarrow \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n}\right)^3 r_0 \dots$$

- Les longueur et rayon finaux l et r , au terme des n étapes, sont donc

2.2.5 Expérience macroscopique



- La mise en traction macroscopique (σ) d'un échantillon peut être décomposé en une succession de n étapes où la contrainte est augmentée de σ/n à chaque fois.
- Si n est très très grand, l'accroissement de contrainte σ/n est \simeq microscopique et, s'il est élastique, son effet sur la longueur et le rayon est multiplicatif. Au cours des épisodes, la longueur et le rayon évoluent depuis les valeurs ℓ_0 et r_0 selon :

$$\ell_0 \rightarrow \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n}\right) \ell_0 \rightarrow \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n}\right)^2 \ell_0 \rightarrow \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n}\right)^3 \ell_0 \dots$$

$$r_0 \rightarrow \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n}\right) r_0 \rightarrow \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n}\right)^2 r_0 \rightarrow \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n}\right)^3 r_0 \dots$$

- Les longueur et rayon finaux ℓ et r , au terme des n étapes, sont donc

$$\ell = \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n}\right)^n \ell_0 \quad r = \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n}\right)^n r_0$$

2.2.5 Expérience macroscopique



- La mise en traction macroscopique (σ) d'un échantillon peut être décomposé en une succession de n étapes où la contrainte est augmentée de σ/n à chaque fois.
- Si n est très très grand, l'accroissement de contrainte σ/n est \simeq microscopique et, s'il est élastique, son effet sur la longueur et le rayon est multiplicatif. Au cours des épisodes, la longueur et le rayon évoluent depuis les valeurs l_0 et r_0 selon :

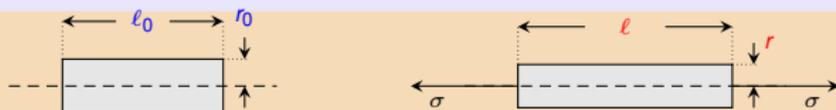
$$l_0 \rightarrow \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n}\right) l_0 \rightarrow \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n}\right)^2 l_0 \rightarrow \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n}\right)^3 l_0 \dots$$

$$r_0 \rightarrow \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n}\right) r_0 \rightarrow \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n}\right)^2 r_0 \rightarrow \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n}\right)^3 r_0 \dots$$

- Les longueur et rayon finaux l et r , au terme des n étapes, sont donc

$$l = \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n}\right)^n l_0 \quad \text{et} \quad r = \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n}\right)^n r_0.$$

2.2.5 Expérience macroscopique



- La mise en traction macroscopique (σ) d'un échantillon peut être décomposée en une succession de n étapes où la contrainte est augmentée de σ/n à chaque fois.
- Si n est très très grand, l'accroissement de contrainte σ/n est \simeq microscopique et, s'il est élastique, son effet sur la longueur et le rayon est multiplicatif. Au cours des épisodes, la longueur et le rayon évoluent depuis les valeurs l_0 et r_0 selon :

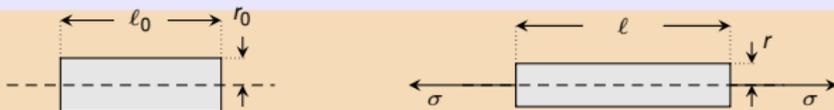
$$l_0 \rightarrow \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n}\right) l_0 \rightarrow \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n}\right)^2 l_0 \rightarrow \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n}\right)^3 l_0 \dots$$

$$r_0 \rightarrow \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n}\right) r_0 \rightarrow \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n}\right)^2 r_0 \rightarrow \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n}\right)^3 r_0 \dots$$

- Les longueur et rayon finaux l et r , au terme des n étapes, sont donc

$$l = \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n}\right)^n l_0 \quad \text{et} \quad r = \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n}\right)^n r_0.$$

2.2.5 Expérience macroscopique



- La mise en traction macroscopique (σ) d'un échantillon peut être décomposé en une succession de n étapes où la contrainte est augmentée de σ/n à chaque fois.
- Si n est très très grand, l'accroissement de contrainte σ/n est \simeq microscopique et, s'il est élastique, son effet sur la longueur et le rayon est multiplicatif. Au cours des épisodes, la longueur et le rayon évoluent depuis les valeurs l_0 et r_0 selon :

$$l_0 \rightarrow \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n}\right) l_0 \rightarrow \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n}\right)^2 l_0 \rightarrow \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n}\right)^3 l_0 \dots$$

$$r_0 \rightarrow \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n}\right) r_0 \rightarrow \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n}\right)^2 r_0 \rightarrow \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n}\right)^3 r_0 \dots$$

- Les longueur et rayon finaux l et r , au terme des n étapes, sont donc

$$l = \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n}\right)^n l_0 \quad \text{et} \quad r = \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n}\right)^n r_0.$$

2.2.6 Expérience macroscopique (suite)

- *Les formules qu'on vient d'obtenir pour ℓ et r sont malheureusement inexploitable. Puisque le paramètre n doit être le plus grand possible, elles reviennent à mettre à une puissance très grande un nombre qui vaut presque 1 :*

$$1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \quad \text{ou} \quad 1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n}$$

- *Pour résoudre ce problème il vaut la peine de calculer le logarithme de ℓ et de r .*

2.2.6 Expérience macroscopique (suite)

- *Les formules qu'on vient d'obtenir pour ℓ et r sont malheureusement inexploitable. Puisque le paramètre n doit être le plus grand possible, elles reviennent à mettre à une puissance très grande un nombre qui vaut presque 1 :*

$$1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \quad \text{ou} \quad 1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n}$$

- *Pour résoudre ce problème il vaut la peine de calculer le logarithme de ℓ et de r .*

Quel est le problème avec ces formules ?

2.2.6 Expérience macroscopique (suite)

- *Les formules qu'on vient d'obtenir pour ℓ et r sont malheureusement inexploitable. Puisque le paramètre n doit être le plus grand possible, elles reviennent à mettre à une puissance très grande un nombre qui vaut presque 1 :*

$$1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \quad \text{ou} \quad 1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n}$$

- *Pour résoudre ce problème il vaut la peine de calculer le logarithme de ℓ et de r .*

Quel est le problème avec ces formules ?

2.2.6 Expérience macroscopique (suite)

- Les formules qu'on vient d'obtenir pour ℓ et r sont malheureusement inexploitable. Puisque le paramètre n doit être le plus grand possible, elles reviennent à mettre à une puissance très grande un nombre qui vaut presque 1 :

$$1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \quad \text{ou} \quad 1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n}$$

- Pour résoudre ce problème il vaut la peine de calculer le logarithme de ℓ et de r . Puisque le logarithme transforme les multiplications en additions, les formules multiplicatives pour ℓ et r deviendront des formules additives pour $\ln \ell$ et $\ln r$.

Pour rendre les calculs simples il vaudrait mieux pouvoir passer de l'état précédent au suivant en ajoutant quelque chose

2.2.6 Expérience macroscopique (suite)

- Les formules qu'on vient d'obtenir pour ℓ et r sont malheureusement inexploitable. Puisque le paramètre n doit être le plus grand possible, elles reviennent à mettre à une puissance très grande un nombre qui vaut presque 1 :

$$1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \quad \text{ou} \quad 1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n}$$

- Pour résoudre ce problème il vaut la peine de calculer le **logarithme** de ℓ et de r . Puisque le logarithme transforme les multiplications en additions, les formules multiplicatives pour ℓ et r deviendront des formules additives pour $\ln \ell$ et $\ln r$:

$$\ln \ell = \ln \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \right)^n \approx \frac{\sigma}{E} \quad (6)$$

$$\ln r = \ln \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} \right)^n \approx -\frac{\nu \sigma}{E} \quad (7)$$

Pour rendre les calculs simples il vaudrait mieux pouvoir passer de l'état précédent au suivant en ajoutant quelque chose

2.2.6 Expérience macroscopique (suite)

- *Les formules qu'on vient d'obtenir pour ℓ et r sont malheureusement inexploitable. Puisque le paramètre n doit être le plus grand possible, elles reviennent à mettre à une puissance très grande un nombre qui vaut presque 1 :*

$$1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \quad \text{ou} \quad 1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n}$$

- *Pour résoudre ce problème il vaut la peine de calculer le logarithme de ℓ et de r . Puisque le logarithme transforme les multiplications en additions, les formules multiplicatives pour ℓ et r deviendront des formules additives pour $\ln \ell$ et $\ln r$:*

$$\ln \ell = \ln \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \right)^n \ell_0 \quad (5)$$

$$\ln r = \ln \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} \right)^n r_0 \quad (6)$$

2.2.6 Expérience macroscopique (suite)

- *Les formules qu'on vient d'obtenir pour ℓ et r sont malheureusement inexploitable. Puisque le paramètre n doit être le plus grand possible, elles reviennent à mettre à une puissance très grande un nombre qui vaut presque 1 :*

$$1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \quad \text{ou} \quad 1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n}$$

- *Pour résoudre ce problème il vaut la peine de calculer le logarithme de ℓ et de r . Puisque le logarithme transforme les multiplications en additions, les formules multiplicatives pour ℓ et r deviendront des formules additives pour $\ln \ell$ et $\ln r$:*

$$\ln \ell = \ln \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \right)^n \ell_0 = \ln \ell_0 + n \ln \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \right) \quad (5)$$

$$\ln r = \ln \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} \right)^n r_0 = \ln r_0 + n \ln \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} \right) \quad (6)$$

2.2.6 Expérience macroscopique (suite)

- *Les formules qu'on vient d'obtenir pour ℓ et r sont malheureusement inexploitable. Puisque le paramètre n doit être le plus grand possible, elles reviennent à mettre à une puissance très grande un nombre qui vaut presque 1 :*

$$1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \quad \text{ou} \quad 1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n}$$

- *Pour résoudre ce problème il vaut la peine de calculer le logarithme de ℓ et de r . Puisque le logarithme transforme les multiplications en additions, les formules multiplicatives pour ℓ et r deviendront des formules additives pour $\ln \ell$ et $\ln r$:*

$$\ln \ell = \ln \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \right)^n \ell_0 = \ln \ell_0 + n \ln \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \right) \quad (5)$$

$$\ln r = \ln \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} \right)^n r_0 = \ln r_0 + n \ln \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} \right) \quad (6)$$

Comment simplifier cela ?

2.2.6 Expérience macroscopique (suite)

- *Les formules qu'on vient d'obtenir pour ℓ et r sont malheureusement inexploitable. Puisque le paramètre n doit être le plus grand possible, elles reviennent à mettre à une puissance très grande un nombre qui vaut presque 1 :*

$$1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \quad \text{ou} \quad 1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n}$$

- *Pour résoudre ce problème il vaut la peine de calculer le logarithme de ℓ et de r . Puisque le logarithme transforme les multiplications en additions, les formules multiplicatives pour ℓ et r deviendront des formules additives pour $\ln \ell$ et $\ln r$:*

$$\ln \ell = \ln \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \right)^n \ell_0 = \ln \ell_0 + n \ln \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \right) \quad (5)$$

$$\ln r = \ln \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} \right)^n r_0 = \ln r_0 + n \ln \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} \right) \quad (6)$$

Comment simplifier cela ?

2.2.6 Expérience macroscopique (suite)

- *Les formules qu'on vient d'obtenir pour ℓ et r sont malheureusement inexploitable. Puisque le paramètre n doit être le plus grand possible, elles reviennent à mettre à une puissance très grande un nombre qui vaut presque 1 :*

$$1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \quad \text{ou} \quad 1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n}$$

- *Pour résoudre ce problème il vaut la peine de calculer le logarithme de ℓ et de r . Puisque le logarithme transforme les multiplications en additions, les formules multiplicatives pour ℓ et r deviendront des formules additives pour $\ln \ell$ et $\ln r$:*

$$\ln \ell = \ln \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \right)^n \ell_0 = \ln \ell_0 + n \ln \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \right) \quad (5)$$

$$\ln r = \ln \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} \right)^n r_0 = \ln r_0 + n \ln \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} \right) \quad (6)$$

2.2.6 Expérience macroscopique (suite)

- *Les formules qu'on vient d'obtenir pour ℓ et r sont malheureusement inexploitable. Puisque le paramètre n doit être le plus grand possible, elles reviennent à mettre à une puissance très grande un nombre qui vaut presque 1 :*

$$1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \quad \text{ou} \quad 1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n}$$

- *Pour résoudre ce problème il vaut la peine de calculer le logarithme de ℓ et de r . Puisque le logarithme transforme les multiplications en additions, les formules multiplicatives pour ℓ et r deviendront des formules additives pour $\ln \ell$ et $\ln r$:*

$$\ln \ell = \ln \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \right)^n \ell_0 = \ln \ell_0 + n \ln \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \right) \quad (5)$$

$$\ln r = \ln \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} \right)^n r_0 = \ln r_0 + n \ln \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} \right) \quad (6)$$

Comment simplifier cela ?

2.2.6 Expérience macroscopique (suite)

- *Les formules qu'on vient d'obtenir pour ℓ et r sont malheureusement inexploitable. Puisque le paramètre n doit être le plus grand possible, elles reviennent à mettre à une puissance très grande un nombre qui vaut presque 1 :*

$$1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \quad \text{ou} \quad 1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n}$$

- *Pour résoudre ce problème il vaut la peine de calculer le logarithme de ℓ et de r . Puisque le logarithme transforme les multiplications en additions, les formules multiplicatives pour ℓ et r deviendront des formules additives pour $\ln \ell$ et $\ln r$:*

$$\ln \ell = \ln \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \right)^n \ell_0 = \ln \ell_0 + n \ln \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \right) \quad (5)$$

$$\ln r = \ln \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} \right)^n r_0 = \ln r_0 + n \ln \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} \right) \quad (6)$$

Comment simplifier cela ?

2.2.7 Expérience macroscopique (fin)

- Les logarithmes en facteur de n sont faciles à calculer car l'argument est de la forme $1 + x$ avec x très petit et $\ln(1 + x) \simeq x$ dans ce cas.

$$\ln \ell = \ln \ell_0 + n \ln \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \right) = \ln \ell_0 + n \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \quad (7)$$

$$\ln r = \ln r_0 - n \ln \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} \right) = \ln r_0 - n \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} \quad (8)$$

- On utilise l'équation (7) pour exprimer σ :
- On peut ensuite mettre en relation les variations de rayon avec celles de longueur en substituant la valeur (9) de σ dans l'équation (8) :

2.2.7 Expérience macroscopique (fin)

- Les logarithmes en facteur de n sont faciles à calculer car l'argument est de la forme $1 + x$ avec x très petit et $\ln(1 + x) \simeq x$ dans ce cas. En utilisant cette règle on trouve :

$$\ln \ell = \ln \ell_0 + n \ln \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \right) = \ln \ell_0 + n \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \quad (7)$$

$$\ln r = \ln r_0 - n \ln \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} \right) = \ln r_0 - n \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} \quad (8)$$

- On utilise l'équation (7) pour exprimer σ :
- On peut ensuite mettre en relation les variations de rayon avec celles de longueur en substituant la valeur (9) de σ dans l'équation (8) :

► Que vaut $\ln(1 + x)$ si $x \approx 0$?

2.2.7 Expérience macroscopique (fin)

- Les logarithmes en facteur de n sont faciles à calculer car l'argument est de la forme $1 + x$ avec x très petit et $\ln(1 + x) \simeq x$ dans ce cas. En utilisant cette règle on trouve :

$$\ln \ell = \ln \ell_0 + n \ln \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \right) = \ln \ell_0 + n \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \quad (7)$$

$$\ln r = \ln r_0 - n \ln \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} \right) = \ln r_0 - n \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} \quad (8)$$

- On utilise l'équation (7) pour exprimer σ :
- On peut ensuite mettre en relation les variations de rayon avec celles de longueur en substituant la valeur (9) de σ dans l'équation (8) :

2.2.7 Expérience macroscopique (fin)

- Les logarithmes en facteur de n sont faciles à calculer car l'argument est de la forme $1 + x$ avec x très petit et $\ln(1 + x) \simeq x$ dans ce cas. En utilisant cette règle on trouve :

$$\ln \ell = \ln \ell_0 + n \ln \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \right) = \ln \ell_0 + n \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \quad (7)$$

$$\ln r = \ln r_0 - n \ln \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} \right) = \ln r_0 - n \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} \quad (8)$$

- On utilise l'équation (7) pour exprimer σ :
- On peut ensuite mettre en relation les variations de rayon avec celles de longueur en substituant la valeur (9) de σ dans l'équation (8) :

Utilisons la règle

2.2.7 Expérience macroscopique (fin)

- Les logarithmes en facteur de n sont faciles à calculer car l'argument est de la forme $1 + x$ avec x très petit et $\ln(1 + x) \simeq x$ dans ce cas. En utilisant cette règle on trouve :

$$\ln \ell = \ln \ell_0 + n \ln \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \right) = \ln \ell_0 + n \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} = \ln \ell_0 + \frac{1}{E} \sigma \quad (7)$$

$$\ln r = \ln r_0 - n \ln \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} \right) = \ln r_0 - n \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} = \ln r_0 - \frac{\nu}{E} \sigma \quad (8)$$

- On utilise l'équation (7) pour exprimer σ :
- On peut ensuite mettre en relation les variations de rayon avec celles de longueur en substituant la valeur (9) de σ dans l'équation (8) :

Utilisons la règle

2.2.7 Expérience macroscopique (fin)

- Les logarithmes en facteur de n sont faciles à calculer car l'argument est de la forme $1 + x$ avec x très petit et $\ln(1 + x) \simeq x$ dans ce cas. En utilisant cette règle on trouve :

$$\ln \ell = \ln \ell_0 + n \ln \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \right) = \ln \ell_0 + n \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} = \ln \ell_0 + \frac{1}{E} \sigma \quad (7)$$

$$\ln r = \ln r_0 - n \ln \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} \right) = \ln r_0 - n \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} = \ln r_0 - \frac{\nu}{E} \sigma \quad (8)$$

- On utilise l'équation (7) pour exprimer σ :

$$\sigma = E(\ell - \ell_0)$$

- On peut ensuite mettre en relation les variations de rayon avec celles de longueur en substituant la valeur (9) de σ dans l'équation (8) :

Simplifions par n

2.2.7 Expérience macroscopique (fin)

- Les logarithmes en facteur de n sont faciles à calculer car l'argument est de la forme $1 + x$ avec x très petit et $\ln(1 + x) \simeq x$ dans ce cas. En utilisant cette règle on trouve :

$$\ln \ell = \ln \ell_0 + n \ln \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \right) = \ln \ell_0 + n \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} = \ln \ell_0 + \frac{1}{E} \sigma \quad (7)$$

$$\ln r = \ln r_0 - n \ln \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} \right) = \ln r_0 - n \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} = \ln r_0 - \frac{\nu}{E} \sigma \quad (8)$$

- On utilise l'équation (7) pour exprimer σ :

$$\sigma = E(\ell - \ell_0)$$

- On peut ensuite mettre en relation les variations de rayon avec celles de longueur en substituant la valeur (9) de σ dans l'équation (8) :

Simplifions par n

2.2.7 Expérience macroscopique (fin)

- Les logarithmes en facteur de n sont faciles à calculer car l'argument est de la forme $1 + x$ avec x très petit et $\ln(1 + x) \simeq x$ dans ce cas. En utilisant cette règle on trouve :

$$\ln \ell = \ln \ell_0 + n \ln \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \right) = \ln \ell_0 + n \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} = \ln \ell_0 + \frac{1}{E} \sigma \quad (7)$$

$$\ln r = \ln r_0 - n \ln \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} \right) = \ln r_0 - n \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} = \ln r_0 - \frac{\nu}{E} \sigma \quad (8)$$

- On utilise l'équation (7) pour exprimer σ :

$$\sigma = E(\ln \ell - \ln \ell_0) \quad (9)$$

- On peut ensuite mettre en relation les variations de rayon avec celles de longueur en substituant la valeur (9) de σ dans l'équation (8) :

2.2.7 Expérience macroscopique (fin)

- Les logarithmes en facteur de n sont faciles à calculer car l'argument est de la forme $1 + x$ avec x très petit et $\ln(1 + x) \simeq x$ dans ce cas. En utilisant cette règle on trouve :

$$\ln \ell = \ln \ell_0 + n \ln \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \right) = \ln \ell_0 + n \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} = \ln \ell_0 + \frac{1}{E} \sigma \quad (7)$$

$$\ln r = \ln r_0 - n \ln \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} \right) = \ln r_0 - n \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} = \ln r_0 - \frac{\nu}{E} \sigma \quad (8)$$

- On utilise l'équation (7) pour exprimer σ :

$$\sigma = E(\ln \ell - \ln \ell_0) \quad (9)$$

- On peut ensuite mettre en relation les variations de rayon avec celles de longueur en substituant la valeur (9) de σ dans l'équation (8) :

2.2.7 Expérience macroscopique (fin)

- Les logarithmes en facteur de n sont faciles à calculer car l'argument est de la forme $1 + x$ avec x très petit et $\ln(1 + x) \simeq x$ dans ce cas. En utilisant cette règle on trouve :

$$\ln \ell = \ln \ell_0 + n \ln \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \right) = \ln \ell_0 + n \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} = \ln \ell_0 + \frac{1}{E} \sigma \quad (7)$$

$$\ln r = \ln r_0 - n \ln \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} \right) = \ln r_0 - n \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} = \ln r_0 - \frac{\nu}{E} \sigma \quad (8)$$

- On utilise l'équation (7) pour exprimer σ :

$$\sigma = E(\ln \ell - \ln \ell_0) \quad (9)$$

- On peut ensuite mettre en relation les variations de rayon avec celles de longueur en substituant la valeur (9) de σ dans l'équation (8) :

2.2.7 Expérience macroscopique (fin)

- Les logarithmes en facteur de n sont faciles à calculer car l'argument est de la forme $1 + x$ avec x très petit et $\ln(1 + x) \simeq x$ dans ce cas. En utilisant cette règle on trouve :

$$\ln \ell = \ln \ell_0 + n \ln \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \right) = \ln \ell_0 + n \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} = \ln \ell_0 + \frac{1}{E} \sigma \quad (7)$$

$$\ln r = \ln r_0 - n \ln \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} \right) = \ln r_0 - n \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} = \ln r_0 - \frac{\nu}{E} \sigma \quad (8)$$

- On utilise l'équation (7) pour exprimer σ :

$$\sigma = E(\ln \ell - \ln \ell_0) \quad (9)$$

- On peut ensuite mettre en relation les variations de rayon avec celles de longueur en substituant la valeur (9) de σ dans l'équation (8) :

2.2.7 Expérience macroscopique (fin)

- Les logarithmes en facteur de n sont faciles à calculer car l'argument est de la forme $1 + x$ avec x très petit et $\ln(1 + x) \simeq x$ dans ce cas. En utilisant cette règle on trouve :

$$\ln \ell = \ln \ell_0 + n \ln \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \right) = \ln \ell_0 + n \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} = \ln \ell_0 + \frac{1}{E} \sigma \quad (7)$$

$$\ln r = \ln r_0 - n \ln \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} \right) = \ln r_0 - n \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} = \ln r_0 - \frac{\nu}{E} \sigma \quad (8)$$

- On utilise l'équation (7) pour exprimer σ :

$$\sigma = E(\ln \ell - \ln \ell_0) \quad (9)$$

- On peut ensuite mettre en relation les variations de rayon avec celles de longueur en substituant la valeur (9) de σ dans l'équation (8) :

Que vaut une différence de logarithmes ?

2.2.7 Expérience macroscopique (fin)

- Les logarithmes en facteur de n sont faciles à calculer car l'argument est de la forme $1 + x$ avec x très petit et $\ln(1 + x) \simeq x$ dans ce cas. En utilisant cette règle on trouve :

$$\ln \ell = \ln \ell_0 + n \ln \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \right) = \ln \ell_0 + n \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} = \ln \ell_0 + \frac{1}{E} \sigma \quad (7)$$

$$\ln r = \ln r_0 - n \ln \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} \right) = \ln r_0 - n \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} = \ln r_0 - \frac{\nu}{E} \sigma \quad (8)$$

- On utilise l'équation (7) pour exprimer σ :

$$\sigma = E(\ln \ell - \ln \ell_0) = E \ln \frac{\ell}{\ell_0}. \quad (9)$$

- On peut ensuite mettre en relation les variations de rayon avec celles de longueur en substituant la valeur (9) de σ dans l'équation (8) :

Que vaut une différence de logarithmes ?



2.2.7 Expérience macroscopique (fin)

- Les logarithmes en facteur de n sont faciles à calculer car l'argument est de la forme $1 + x$ avec x très petit et $\ln(1 + x) \simeq x$ dans ce cas. En utilisant cette règle on trouve :

$$\ln \ell = \ln \ell_0 + n \ln \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \right) = \ln \ell_0 + n \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} = \ln \ell_0 + \frac{1}{E} \sigma \quad (7)$$

$$\ln r = \ln r_0 - n \ln \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} \right) = \ln r_0 - n \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} = \ln r_0 - \frac{\nu}{E} \sigma \quad (8)$$

- On utilise l'équation (7) pour exprimer σ :

$$\sigma = E(\ln \ell - \ln \ell_0) = E \ln \frac{\ell}{\ell_0} \quad (9)$$

- On peut ensuite mettre en relation les variations de rayon avec celles de longueur en substituant la valeur (9) de σ dans l'équation (8) :

$$\ln r - \ln r_0 = -\frac{\nu}{E} E \ln \frac{\ell}{\ell_0} \quad (10)$$

2.2.7 Expérience macroscopique (fin)

- Les logarithmes en facteur de n sont faciles à calculer car l'argument est de la forme $1 + x$ avec x très petit et $\ln(1 + x) \simeq x$ dans ce cas. En utilisant cette règle on trouve :

$$\ln \ell = \ln \ell_0 + n \ln \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \right) = \ln \ell_0 + n \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} = \ln \ell_0 + \frac{1}{E} \sigma \quad (7)$$

$$\ln r = \ln r_0 - n \ln \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} \right) = \ln r_0 - n \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} = \ln r_0 - \frac{\nu}{E} \sigma \quad (8)$$

- On utilise l'équation (7) pour exprimer σ :

$$\sigma = E(\ln \ell - \ln \ell_0) = E \ln \frac{\ell}{\ell_0}. \quad (9)$$

- On peut ensuite mettre en relation les variations de rayon avec celles de longueur en substituant la valeur (9) de σ dans l'équation (8) :

$$\ln r - \ln r_0 = -\frac{\nu}{E} E \ln \frac{\ell}{\ell_0} \quad (10)$$

2.2.7 Expérience macroscopique (fin)

- Les logarithmes en facteur de n sont faciles à calculer car l'argument est de la forme $1 + x$ avec x très petit et $\ln(1 + x) \simeq x$ dans ce cas. En utilisant cette règle on trouve :

$$\ln \ell = \ln \ell_0 + n \ln \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \right) = \ln \ell_0 + n \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} = \ln \ell_0 + \frac{1}{E} \sigma \quad (7)$$

$$\ln r = \ln r_0 - n \ln \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} \right) = \ln r_0 - n \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} = \ln r_0 - \frac{\nu}{E} \sigma \quad (8)$$

- On utilise l'équation (7) pour exprimer σ :

$$\sigma = E(\ln \ell - \ln \ell_0) = E \ln \frac{\ell}{\ell_0}. \quad (9)$$

- On peut ensuite mettre en relation les variations de rayon avec celles de longueur en substituant la valeur (9) de σ dans l'équation (8) :

$$\ln r - \ln r_0 = -\frac{\nu}{E} E \ln \frac{\ell}{\ell_0} \implies \ln \frac{r}{r_0} = -\frac{\nu}{E} E \ln \frac{\ell}{\ell_0} \quad (10)$$

2.2.7 Expérience macroscopique (fin)

- Les logarithmes en facteur de n sont faciles à calculer car l'argument est de la forme $1 + x$ avec x très petit et $\ln(1 + x) \simeq x$ dans ce cas. En utilisant cette règle on trouve :

$$\ln \ell = \ln \ell_0 + n \ln \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \right) = \ln \ell_0 + n \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} = \ln \ell_0 + \frac{1}{E} \sigma \quad (7)$$

$$\ln r = \ln r_0 - n \ln \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} \right) = \ln r_0 - n \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} = \ln r_0 - \frac{\nu}{E} \sigma \quad (8)$$

- On utilise l'équation (7) pour exprimer σ :

$$\sigma = E(\ln \ell - \ln \ell_0) = E \ln \frac{\ell}{\ell_0}. \quad (9)$$

- On peut ensuite mettre en relation les variations de rayon avec celles de longueur en substituant la valeur (9) de σ dans l'équation (8) :

$$\ln r - \ln r_0 = -\frac{\nu}{E} E \ln \frac{\ell}{\ell_0} \implies \ln \frac{r}{r_0} = -\frac{\nu}{E} E \ln \frac{\ell}{\ell_0} \quad (10)$$

2.2.7 Expérience macroscopique (fin)

- Les logarithmes en facteur de n sont faciles à calculer car l'argument est de la forme $1 + x$ avec x très petit et $\ln(1 + x) \simeq x$ dans ce cas. En utilisant cette règle on trouve :

$$\ln \ell = \ln \ell_0 + n \ln \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \right) = \ln \ell_0 + n \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} = \ln \ell_0 + \frac{1}{E} \sigma \quad (7)$$

$$\ln r = \ln r_0 - n \ln \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} \right) = \ln r_0 - n \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} = \ln r_0 - \frac{\nu}{E} \sigma \quad (8)$$

- On utilise l'équation (7) pour exprimer σ :

$$\sigma = E(\ln \ell - \ln \ell_0) = E \ln \frac{\ell}{\ell_0}. \quad (9)$$

- On peut ensuite mettre en relation les variations de rayon avec celles de longueur en substituant la valeur (9) de σ dans l'équation (8) :

$$\ln r - \ln r_0 = -\frac{\nu}{E} E \ln \frac{\ell}{\ell_0} \implies \ln \frac{r}{r_0} = -\frac{\nu}{E} E \ln \frac{\ell}{\ell_0} \quad (10)$$

Que vaut une différence de logarithmes ?



2.2.7 Expérience macroscopique (fin)

- Les logarithmes en facteur de n sont faciles à calculer car l'argument est de la forme $1 + x$ avec x très petit et $\ln(1 + x) \simeq x$ dans ce cas. En utilisant cette règle on trouve :

$$\ln \ell = \ln \ell_0 + n \ln \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \right) = \ln \ell_0 + n \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} = \ln \ell_0 + \frac{1}{E} \sigma \quad (7)$$

$$\ln r = \ln r_0 - n \ln \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} \right) = \ln r_0 - n \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} = \ln r_0 - \frac{\nu}{E} \sigma \quad (8)$$

- On utilise l'équation (7) pour exprimer σ :

$$\sigma = E(\ln \ell - \ln \ell_0) = E \ln \frac{\ell}{\ell_0}. \quad (9)$$

- On peut ensuite mettre en relation les variations de rayon avec celles de longueur en substituant la valeur (9) de σ dans l'équation (8) :

$$\ln r - \ln r_0 = -\frac{\nu}{E} E \ln \frac{\ell}{\ell_0} \implies \ln \frac{r}{r_0} = -\frac{\nu}{E} E \ln \frac{\ell}{\ell_0} \quad (10)$$

Que vaut une différence de logarithmes ?



2.2.7 Expérience macroscopique (fin)

- Les logarithmes en facteur de n sont faciles à calculer car l'argument est de la forme $1 + x$ avec x très petit et $\ln(1 + x) \simeq x$ dans ce cas. En utilisant cette règle on trouve :

$$\ln \ell = \ln \ell_0 + n \ln \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \right) = \ln \ell_0 + n \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} = \ln \ell_0 + \frac{1}{E} \sigma \quad (7)$$

$$\ln r = \ln r_0 - n \ln \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} \right) = \ln r_0 - n \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} = \ln r_0 - \frac{\nu}{E} \sigma \quad (8)$$

- On utilise l'équation (7) pour exprimer σ :

$$\sigma = E(\ln \ell - \ln \ell_0) = E \ln \frac{\ell}{\ell_0}. \quad (9)$$

- On peut ensuite mettre en relation les variations de rayon avec celles de longueur en substituant la valeur (9) de σ dans l'équation (8) :

$$\ln r - \ln r_0 = -\frac{\nu}{E} E \ln \frac{\ell}{\ell_0} \implies \ln \frac{r}{r_0} = -\frac{\nu}{E} E \ln \frac{\ell}{\ell_0} \quad (10)$$

2.2.7 Expérience macroscopique (fin)

- Les logarithmes en facteur de n sont faciles à calculer car l'argument est de la forme $1 + x$ avec x très petit et $\ln(1 + x) \simeq x$ dans ce cas. En utilisant cette règle on trouve :

$$\ln \ell = \ln \ell_0 + n \ln \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \right) = \ln \ell_0 + n \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} = \ln \ell_0 + \frac{1}{E} \sigma \quad (7)$$

$$\ln r = \ln r_0 - n \ln \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} \right) = \ln r_0 - n \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} = \ln r_0 - \frac{\nu}{E} \sigma \quad (8)$$

- On utilise l'équation (7) pour exprimer σ :

$$\sigma = E(\ln \ell - \ln \ell_0) = E \ln \frac{\ell}{\ell_0}. \quad (9)$$

- On peut ensuite mettre en relation les variations de rayon avec celles de longueur en substituant la valeur (9) de σ dans l'équation (8) :

$$\ln r - \ln r_0 = -\frac{\nu}{E} E \ln \frac{\ell}{\ell_0} \implies \ln \frac{r}{r_0} = -\nu \ln \frac{\ell}{\ell_0}. \quad (10)$$

2.2.7 Expérience macroscopique (fin)

- Les logarithmes en facteur de n sont faciles à calculer car l'argument est de la forme $1 + x$ avec x très petit et $\ln(1 + x) \simeq x$ dans ce cas. En utilisant cette règle on trouve :

$$\ln \ell = \ln \ell_0 + n \ln \left(1 + \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} \right) = \ln \ell_0 + n \frac{1}{E} \frac{\sigma}{n} = \ln \ell_0 + \frac{1}{E} \sigma \quad (7)$$

$$\ln r = \ln r_0 - n \ln \left(1 - \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} \right) = \ln r_0 - n \frac{\nu}{E} \frac{\sigma}{n} = \ln r_0 - \frac{\nu}{E} \sigma \quad (8)$$

- On utilise l'équation (7) pour exprimer σ :

$$\sigma = E(\ln \ell - \ln \ell_0) = E \ln \frac{\ell}{\ell_0}. \quad (9)$$

- On peut ensuite mettre en relation les variations de rayon avec celles de longueur en substituant la valeur (9) de σ dans l'équation (8) :

$$\ln r - \ln r_0 = -\frac{\nu}{E} E \ln \frac{\ell}{\ell_0} \implies \ln \frac{r}{r_0} = -\nu \ln \frac{\ell}{\ell_0}. \quad (10)$$

2.2.8 Lois de Hooke et de Poisson

- Les équations (9) et (10) font intervenir le logarithme du rapport entre les longueurs finale et initiale. Cette quantité est une mesure de la déformation. On se donne un point, dans la déformation réel, et on la note ε :

$$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0} \quad (11)$$

- Avec cette notation la formule (9) devient donc

$$\sigma = E\varepsilon, \quad \text{si } 0 < \varepsilon < \varepsilon_e \quad (\text{Loi de Hooke}) \quad (12)$$

et la formule (10) :

$$\ln \frac{r}{r_0} = -\nu\varepsilon$$

2.2.8 Lois de Hooke et de Poisson

- Les équations (9) et (10) font intervenir le logarithme du rapport entre les longueurs finale et initiale. Cette quantité est une mesure de la déformation. On lui donne un nom, **taux de déformation réel**, et on la note ε :

$$\varepsilon = \ln \frac{\ell}{\ell_0}. \quad (11)$$

- Avec cette notation la formule (9) devient donc

$$\sigma = E\varepsilon, \quad \text{si } 0 < \varepsilon < \varepsilon_e \quad (\text{Loi de Hooke}) \quad (12)$$

et la formule (10) :

$$\ln \frac{r}{r_0} = -\nu\varepsilon$$

soit, en exponentiant : $\frac{r}{r_0} = e^{-\nu\varepsilon}$

2.2.8 Lois de Hooke et de Poisson

- Les équations (9) et (10) font intervenir le logarithme du rapport entre les longueurs finale et initiale. Cette quantité est une mesure de la déformation. On lui donne un nom, **taux de déformation réel**, et on la note ε :

$$\varepsilon = \ln \frac{\ell}{\ell_0}. \quad (11)$$

- Avec cette notation la formule (9) devient donc

$$\sigma = E\varepsilon, \quad \text{si } 0 < \varepsilon < \varepsilon_e \quad (\text{Loi de Hooke}) \quad (12)$$

et la formule (10) :

$$\ln \frac{r}{r_0} = -\nu\varepsilon$$

soit, en résolvant pour r/r_0 :

2.2.8 Lois de Hooke et de Poisson

- Les équations (9) et (10) font intervenir le logarithme du rapport entre les longueurs finale et initiale. Cette quantité est une mesure de la déformation. On lui donne un nom, **taux de déformation réel**, et on la note ε :

$$\varepsilon = \ln \frac{\ell}{\ell_0}. \quad (11)$$

- Avec cette notation la formule (9) devient donc

$$\sigma = E\varepsilon, \quad \text{si } 0 < \varepsilon < \varepsilon_e \quad (\text{Loi de Hooke}) \quad (12)$$

et la formule (10) :

$$\ln \frac{r}{r_0} = -\nu\varepsilon$$

soit, en résolvant pour r/r_0 :

$$\frac{r}{r_0} = e^{-\nu\varepsilon}, \quad \text{si } 0 < \varepsilon < \varepsilon_e \quad (\text{Loi de Poisson}) \quad (13)$$

2.2.8 Lois de Hooke et de Poisson

- Les équations (9) et (10) font intervenir le logarithme du rapport entre les longueurs finale et initiale. Cette quantité est une mesure de la déformation. On lui donne un nom, **taux de déformation réel**, et on la note ε :

$$\varepsilon = \ln \frac{\ell}{\ell_0}. \quad (11)$$

- Avec cette notation la formule (9) devient donc

$$\sigma = E\varepsilon, \quad \text{si } 0 < \varepsilon < \varepsilon_e \quad (\text{Loi de Hooke}) \quad (12)$$

et la formule (10) :

$$\ln \frac{r}{r_0} = -\nu\varepsilon$$

soit, en résolvant pour r/r_0 :

$$\frac{r}{r_0} = e^{-\nu\varepsilon}, \quad \text{si } 0 < \varepsilon < \varepsilon_e. \quad (\text{Loi de Poisson}) \quad (13)$$

Comment exprime-t-on un nombre à partir de son logarithme ?



2.2.8 Lois de Hooke et de Poisson

- Les équations (9) et (10) font intervenir le logarithme du rapport entre les longueurs finale et initiale. Cette quantité est une mesure de la déformation. On lui donne un nom, **taux de déformation réel**, et on la note ε :

$$\varepsilon = \ln \frac{\ell}{\ell_0}. \quad (11)$$

- Avec cette notation la formule (9) devient donc

$$\sigma = E\varepsilon, \quad \text{si } 0 < \varepsilon < \varepsilon_e \quad (\text{Loi de Hooke}) \quad (12)$$

et la formule (10) :

$$\ln \frac{r}{r_0} = -\nu\varepsilon$$

soit, en résolvant pour r/r_0 :

$$\frac{r}{r_0} = e^{-\nu\varepsilon}, \quad \text{si } 0 < \varepsilon < \varepsilon_e. \quad (\text{Loi de Poisson}) \quad (13)$$

Comment exprime-t-on un nombre à partir de son logarithme ?



2.2.8 Lois de Hooke et de Poisson

- Les équations (9) et (10) font intervenir le logarithme du rapport entre les longueurs finale et initiale. Cette quantité est une mesure de la déformation. On lui donne un nom, **taux de déformation réel**, et on la note ε :

$$\varepsilon = \ln \frac{\ell}{\ell_0}. \quad (11)$$

- Avec cette notation la formule (9) devient donc

$$\sigma = E\varepsilon, \quad \text{si } 0 < \varepsilon < \varepsilon_e \quad (\text{Loi de Hooke}) \quad (12)$$

et la formule (10) :

$$\ln \frac{r}{r_0} = -\nu\varepsilon$$

soit, en résolvant pour r/r_0 :

$$\frac{r}{r_0} = e^{-\nu\varepsilon}, \quad \text{si } 0 < \varepsilon < \varepsilon_e. \quad (\text{Loi de Poisson}) \quad (13)$$

Pourquoi ai-je précisé un intervalle de validité ?



2.2.8 Lois de Hooke et de Poisson

- Les équations (9) et (10) font intervenir le logarithme du rapport entre les longueurs finale et initiale. Cette quantité est une mesure de la déformation. On lui donne un nom, **taux de déformation réel**, et on la note ε :

$$\varepsilon = \ln \frac{\ell}{\ell_0}. \quad (11)$$

- Avec cette notation la formule (9) devient donc

$$\sigma = E\varepsilon, \quad \text{si } 0 < \varepsilon < \varepsilon_e \quad (\text{Loi de Hooke}) \quad (12)$$

et la formule (10) :

$$\ln \frac{r}{r_0} = -\nu\varepsilon$$

soit, en résolvant pour r/r_0 :

$$\frac{r}{r_0} = e^{-\nu\varepsilon}, \quad \text{si } 0 < \varepsilon < \varepsilon_e. \quad (\text{Loi de Poisson}) \quad (13)$$

2.2.9 Taux de déformation réel en limite élastique

- On prendra note que les lois de Hooke (12) et de Poisson (13) ne sont valables que si

$$0 < \varepsilon < \varepsilon_e$$

où ε_e est le taux réel en deçà duquel les déformations sont **élastiques** et au delà duquel elles sont **plastiques**. cela veut dire que si $\varepsilon < \varepsilon_e$ alors l'échantillon reprend sa forme initiale (longueur l_0 , rayon r_0) si on relaxe la force. En revanche, si $\varepsilon > \varepsilon_e$ alors l'échantillon va garder une déformation permanente après la relaxation.

- On appelle ε_e taux de déformation réel en limite élastique.



Thomas Young, 1773-1829



Siméon Poisson, 1781-1842



Robert Hooke, 1635-1703

2.2.9 Taux de déformation réel en limite élastique

- On prendra note que les lois de Hooke (12) et de Poisson (13) ne sont valables que si

$$0 < \varepsilon < \varepsilon_e$$

où ε_e est le taux réel en deçà duquel les déformations sont **élastiques** et au delà duquel elles sont **plastiques**. cela veut dire que si $\varepsilon < \varepsilon_e$ alors l'échantillon reprend sa forme initiale (longueur ℓ_0 , rayon r_0) si on relaxe la force. En revanche, si $\varepsilon > \varepsilon_e$ alors l'échantillon va garder une déformation permanente après la relaxation.

- On appelle ε_e taux de déformation réel en limite élastique.



Thomas Young, 1773-1829



Siméon Poisson, 1781-1840



Robert Hooke, 1635-1703

2.2.9 Taux de déformation réel en limite élastique

- On prendra note que les lois de Hooke (12) et de Poisson (13) ne sont valables que si

$$0 < \varepsilon < \varepsilon_e$$

où ε_e est le taux réel en deçà duquel les déformations sont **élastiques** et au delà duquel elles sont **plastiques**. cela veut dire que si $\varepsilon < \varepsilon_e$ alors l'échantillon reprend sa forme initiale (longueur ℓ_0 , rayon r_0) si on relaxe la force. En revanche, si $\varepsilon > \varepsilon_e$ alors l'échantillon va garder une déformation **permanente** après la relaxation.

- On appelle ε_e taux de déformation réel en limite élastique.

(caractéristique du matériau dont est fait l'échantillon sous considération)



Thomas Young, 1773-1829



Siméon Poisson, 1781-1842



Robert Hooke, 1635-1703

2.2.9 Taux de déformation réel en limite élastique

- On prendra note que les lois de Hooke (12) et de Poisson (13) ne sont valables que si

$$0 < \varepsilon < \varepsilon_e$$

où ε_e est le taux réel en deçà duquel les déformations sont **élastiques** et au delà duquel elles sont **plastiques**. cela veut dire que si $\varepsilon < \varepsilon_e$ alors l'échantillon reprend sa forme initiale (longueur ℓ_0 , rayon r_0) si on relaxe la force. En revanche, si $\varepsilon > \varepsilon_e$ alors l'échantillon va garder une déformation **permanente** après la relaxation.

- On appelle ε_e taux de déformation réel en limite élastique. Cette quantité est une caractéristique du matériau dont est fait l'échantillon mais pas seulement. Elle dépend du processus de déformation et peut être mesurée expérimentalement.



Thomas Young, 1773-1829



Siméon Poisson, 1781-1842



Robert Hooke, 1635-1703

2.2.9 Taux de déformation réel en limite élastique

- On prendra note que les lois de Hooke (12) et de Poisson (13) ne sont valables que si

$$0 < \varepsilon < \varepsilon_e$$

où ε_e est le taux réel en deçà duquel les déformations sont **élastiques** et au delà duquel elles sont **plastiques**. cela veut dire que si $\varepsilon < \varepsilon_e$ alors l'échantillon reprend sa forme initiale (longueur ℓ_0 , rayon r_0) si on relaxe la force. En revanche, si $\varepsilon > \varepsilon_e$ alors l'échantillon va garder une déformation **permanente** après la relaxation.

- On appelle ε_e taux de déformation réel en limite élastique. Cette quantité est une caractéristique du matériau dont est fait l'échantillon mais pas seulement. Elle dépend de l'historique de déformation et peut être modifiée mécaniquement, c'est la plasticité. Les écrouissements dont nous parlerons plus tard.



Thomas Young, 1773-1829



Siméon Poisson, 1781-1842



Robert Hooke, 1635-1703

2.2.9 Taux de déformation réel en limite élastique

- On prendra note que les lois de Hooke (12) et de Poisson (13) ne sont valables que si

$$0 < \varepsilon < \varepsilon_e$$

où ε_e est le taux réel en deçà duquel les déformations sont **élastiques** et au delà duquel elles sont **plastiques**. cela veut dire que si $\varepsilon < \varepsilon_e$ alors l'échantillon reprend sa forme initiale (longueur ℓ_0 , rayon r_0) si on relaxe la force. En revanche, si $\varepsilon > \varepsilon_e$ alors l'échantillon va garder une déformation **permanente** après la relaxation.

- On appelle ε_e taux de déformation réel en limite élastique. Cette quantité est une caractéristique du matériau dont est fait l'échantillon mais pas seulement. Elle dépend de l'historique de déformation et peut être modifiée mécaniquement, c'est le phénomène d'écrouissage dont nous parlerons plus tard.



Thomas Young, 1773-1829



Siméon Poisson, 1781-1842



Robert Hooke, 1635-1703

2.2.9 Taux de déformation réel en limite élastique

- On prendra note que les lois de Hooke (12) et de Poisson (13) ne sont valables que si

$$0 < \varepsilon < \varepsilon_e$$

où ε_e est le taux réel en deçà duquel les déformations sont **élastiques** et au delà duquel elles sont **plastiques**. cela veut dire que si $\varepsilon < \varepsilon_e$ alors l'échantillon reprend sa forme initiale (longueur ℓ_0 , rayon r_0) si on relaxe la force. En revanche, si $\varepsilon > \varepsilon_e$ alors l'échantillon va garder une déformation **permanente** après la relaxation.

- On appelle ε_e taux de déformation réel en limite élastique. Cette quantité est une caractéristique du matériau dont est fait l'échantillon mais pas seulement. Elle dépend de l'historique de déformation et peut être modifiée mécaniquement, c'est le phénomène d'écrouissage dont nous parlerons plus tard.



Thomas Young, 1773-1829



Siméon Poisson, 1781-1842



Robert Hooke, 1635-1703

2.2.10 Lois de Poisson - section et volume

- La loi de Poisson (13) donne le rapport des rayons en fonction du taux de déformation réel :

$$\frac{r}{r_0} = e^{-\nu \varepsilon}, \quad 0 \leq \varepsilon \leq \varepsilon_e$$

- Mais si le rapport des rayons est connu, celui des sections est facile à calculer et comme le rapport des longueurs est lié de façon simple à ε :

- C'est en fait les trois relations (13)-(15) ensemble qu'on appelle lois de Poisson.

2.2.10 Lois de Poisson - section et volume

- *La loi de Poisson (13) donne le rapport des rayons en fonction du taux de déformation réel :*

$$\frac{r}{r_0} = \mathbf{e}^{-\nu\varepsilon}, \quad 0 \leq \varepsilon \leq \varepsilon_e$$

- *Mais si le rapport des rayons est connu, celui des sections est facile à calculer et, comme le rapport des longueurs est lié de façon simple à ε :*

- *C'est en fait les trois relations (13)-(15) ensemble qu'on appelle lois de Poisson.*

2.2.10 Lois de Poisson - section et volume

- La loi de Poisson (13) donne le rapport des rayons en fonction du taux de déformation réel :

$$\frac{r}{r_0} = e^{-\nu \varepsilon}, \quad 0 \leq \varepsilon \leq \varepsilon_e$$

- Mais si le rapport des rayons est connu, celui des sections est facile à calculer et, comme le rapport des longueurs est lié de façon simple à ε : $l/l_0 = e^\varepsilon$, on peut trouver le rapport des volumes :

- C'est en fait les trois relations (13)-(15) ensemble qu'on appelle lois de Poisson.

2.2.10 Lois de Poisson - section et volume

- La loi de Poisson (13) donne le rapport des rayons en fonction du taux de déformation réel :

$$\frac{r}{r_0} = e^{-\nu\varepsilon}, \quad 0 \leq \varepsilon \leq \varepsilon_e$$

- Mais si le rapport des rayons est connu, celui des sections est facile à calculer et, comme le rapport des longueurs est lié de façon simple à ε : $l/l_0 = e^\varepsilon$, on peut trouver le rapport des volumes :

$$\frac{V}{V_0} = \left(\frac{r}{r_0}\right)^2 \frac{l}{l_0} = e^{-2\nu\varepsilon} e^\varepsilon = e^{-(2\nu-1)\varepsilon}, \quad 0 \leq \varepsilon \leq \varepsilon_e \quad (14)$$

- C'est en fait les trois relations (13)-(15) ensemble qu'on appelle lois de Poisson.

Comment l/l_0 est-il lié à ε ?

2.2.10 Lois de Poisson - section et volume

- La loi de Poisson (13) donne le rapport des rayons en fonction du taux de déformation réel :

$$\frac{r}{r_0} = e^{-\nu\varepsilon}, \quad 0 \leq \varepsilon \leq \varepsilon_e$$

- Mais si le rapport des rayons est connu, celui des sections est facile à calculer et, comme le rapport des longueurs est lié de façon simple à ε : $l/l_0 = e^\varepsilon$, on peut trouver le rapport des volumes :

$$\frac{S}{S_0} = \left(\frac{r}{r_0}\right)^2 = e^{-2\nu\varepsilon}, \quad 0 \leq \varepsilon \leq \varepsilon_e, \quad (14)$$

- C'est en fait les trois relations (13)-(15) ensemble qu'on appelle lois de Poisson.

2.2.10 Lois de Poisson - section et volume

- La loi de Poisson (13) donne le rapport des rayons en fonction du taux de déformation réel :

$$\frac{r}{r_0} = e^{-\nu \varepsilon}, \quad 0 \leq \varepsilon \leq \varepsilon_e$$

- Mais si le rapport des rayons est connu, celui des sections est facile à calculer et, comme le rapport des longueurs est lié de façon simple à ε : $l/l_0 = e^\varepsilon$, on peut trouver le rapport des volumes :

$$\frac{S}{S_0} = \left(\frac{r}{r_0} \right)^2 = e^{-2\nu \varepsilon}, \quad 0 \leq \varepsilon \leq \varepsilon_e, \quad (14)$$

$$\frac{V}{V_0} = \frac{S}{S_0} \frac{l}{l_0} = e^{-\nu \varepsilon}, \quad 0 \leq \varepsilon \leq \varepsilon_e. \quad (15)$$

- C'est en fait les trois relations (13)-(15) ensemble qu'on appelle lois de Poisson.

2.2.10 Lois de Poisson - section et volume

- La loi de Poisson (13) donne le rapport des rayons en fonction du taux de déformation réel :

$$\frac{r}{r_0} = e^{-\nu \varepsilon}, \quad 0 \leq \varepsilon \leq \varepsilon_e$$

- Mais si le rapport des rayons est connu, celui des sections est facile à calculer et, comme le rapport des longueurs est lié de façon simple à ε : $l/l_0 = e^\varepsilon$, on peut trouver le rapport des volumes :

$$\frac{S}{S_0} = \left(\frac{r}{r_0} \right)^2 = e^{-2\nu \varepsilon}, \quad 0 \leq \varepsilon \leq \varepsilon_e, \quad (14)$$

$$\frac{V}{V_0} = \frac{S}{S_0} \frac{l}{l_0} = e^{(1-2\nu)\varepsilon}, \quad 0 \leq \varepsilon \leq \varepsilon_e. \quad (15)$$

- C'est en fait les trois relations (13)-(15) ensemble qu'on appelle lois de Poisson.

2.2.10 Lois de Poisson - section et volume

- La loi de Poisson (13) donne le rapport des rayons en fonction du taux de déformation réel :

$$\frac{r}{r_0} = e^{-\nu\varepsilon}, \quad 0 \leq \varepsilon \leq \varepsilon_e$$

- Mais si le rapport des rayons est connu, celui des sections est facile à calculer et, comme le rapport des longueurs est lié de façon simple à ε : $l/l_0 = e^\varepsilon$, on peut trouver le rapport des volumes :

$$\frac{S}{S_0} = \left(\frac{r}{r_0}\right)^2 = e^{-2\nu\varepsilon}, \quad 0 \leq \varepsilon \leq \varepsilon_e, \quad (14)$$

$$\frac{V}{V_0} = \frac{S}{S_0} \frac{l}{l_0} = e^{(1-2\nu)\varepsilon}, \quad 0 \leq \varepsilon \leq \varepsilon_e. \quad (15)$$

- C'est en fait les trois relations (13)-(15) ensemble qu'on appelle lois de Poisson.

2.2.10 Lois de Poisson - section et volume

- La loi de Poisson (13) donne le rapport des rayons en fonction du taux de déformation réel :

$$\frac{r}{r_0} = e^{-\nu\varepsilon}, \quad 0 \leq \varepsilon \leq \varepsilon_e$$

- Mais si le rapport des rayons est connu, celui des sections est facile à calculer et, comme le rapport des longueurs est lié de façon simple à ε : $l/l_0 = e^\varepsilon$, on peut trouver le rapport des volumes :

$$\frac{S}{S_0} = \left(\frac{r}{r_0}\right)^2 = e^{-2\nu\varepsilon}, \quad 0 \leq \varepsilon \leq \varepsilon_e, \quad (14)$$

$$\frac{V}{V_0} = \frac{S}{S_0} \frac{l}{l_0} = e^{(1-2\nu)\varepsilon}, \quad 0 \leq \varepsilon \leq \varepsilon_e. \quad (15)$$

- C'est en fait les trois relations (13)-(15) ensemble qu'on appelle lois de Poisson. On soulignera encore que leur domaine de validité est celui de l'élasticité ($0 \leq \varepsilon \leq \varepsilon_e$).

2.2.10 Lois de Poisson - section et volume

- La loi de Poisson (13) donne le rapport des rayons en fonction du taux de déformation réel :

$$\frac{r}{r_0} = \mathbf{e}^{-\nu\varepsilon}, \quad 0 \leq \varepsilon \leq \varepsilon_e$$

- Mais si le rapport des rayons est connu, celui des sections est facile à calculer et, comme le rapport des longueurs est lié de façon simple à ε : $l/l_0 = \mathbf{e}^\varepsilon$, on peut trouver le rapport des volumes :

$$\frac{S}{S_0} = \left(\frac{r}{r_0}\right)^2 = \mathbf{e}^{-2\nu\varepsilon}, \quad 0 \leq \varepsilon \leq \varepsilon_e, \quad (14)$$

$$\frac{V}{V_0} = \frac{S}{S_0} \frac{l}{l_0} = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon}, \quad 0 \leq \varepsilon \leq \varepsilon_e. \quad (15)$$

- C'est en fait les trois relations (13)-(15) ensemble qu'on appelle lois de Poisson. On soulignera encore que leur domaine de validité est celui de l'élasticité ($0 \leq \varepsilon \leq \varepsilon_e$).

2.2.10 Lois de Poisson - section et volume

- La loi de Poisson (13) donne le rapport des rayons en fonction du taux de déformation réel :

$$\frac{r}{r_0} = e^{-\nu\varepsilon}, \quad 0 \leq \varepsilon \leq \varepsilon_e$$

- Mais si le rapport des rayons est connu, celui des sections est facile à calculer et, comme le rapport des longueurs est lié de façon simple à ε : $l/l_0 = e^\varepsilon$, on peut trouver le rapport des volumes :

$$\frac{S}{S_0} = \left(\frac{r}{r_0}\right)^2 = e^{-2\nu\varepsilon}, \quad 0 \leq \varepsilon \leq \varepsilon_e, \quad (14)$$

$$\frac{V}{V_0} = \frac{S}{S_0} \frac{l}{l_0} = e^{(1-2\nu)\varepsilon}, \quad 0 \leq \varepsilon \leq \varepsilon_e. \quad (15)$$

- C'est en fait les trois relations (13)-(15) ensemble qu'on appelle lois de Poisson. On soulignera encore que leur domaine de validité est celui de l'élasticité ($0 \leq \varepsilon \leq \varepsilon_e$).

2.2.10 Lois de Poisson - section et volume

- La loi de Poisson (13) donne le rapport des rayons en fonction du taux de déformation réel :

$$\frac{r}{r_0} = \mathbf{e}^{-\nu\varepsilon}, \quad 0 \leq \varepsilon \leq \varepsilon_e$$

- Mais si le rapport des rayons est connu, celui des sections est facile à calculer et, comme le rapport des longueurs est lié de façon simple à ε : $l/l_0 = \mathbf{e}^\varepsilon$, on peut trouver le rapport des volumes :

$$\frac{S}{S_0} = \left(\frac{r}{r_0}\right)^2 = \mathbf{e}^{-2\nu\varepsilon}, \quad 0 \leq \varepsilon \leq \varepsilon_e, \quad (14)$$

$$\frac{V}{V_0} = \frac{S}{S_0} \frac{l}{l_0} = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon}, \quad 0 \leq \varepsilon \leq \varepsilon_e. \quad (15)$$

- C'est en fait les trois relations (13)-(15) ensemble qu'on appelle lois de Poisson. On soulignera encore que leur domaine de validité est celui de l'élasticité ($0 \leq \varepsilon \leq \varepsilon_e$).

► Lois de Poisson (13)-(15) aux Tableaux

2.2.11 Contrainte sur le coefficient de Poisson

- *Lors de l'expérience de traction, longueur et volume augmentent simultanément. Cette remarque contraint les valeurs possibles du coefficient de Poisson ν intervenant dans la loi (15) :*

$$\frac{V}{V_0} = e^{(1-2\nu)\varepsilon}.$$

Il faut que $V/V_0 > 1$ si $\varepsilon > 0$

- *Si $\nu = \frac{1}{2}$, le volume reste cst. ($V = V_0$),*
- *Notons que ν n'est pas forcément positif.*

2.2.11 Contrainte sur le coefficient de Poisson

- Lors de l'expérience de traction, longueur et volume augmentent simultanément. Cette remarque contraint les valeurs possibles du coefficient de Poisson ν intervenant dans la loi (15) :

$$\frac{V}{V_0} = e^{(1-2\nu)\varepsilon}.$$

Il faut que $V/V_0 > 1$ si $\varepsilon > 0$ donc que

$$\nu < 0.5$$

(16)

- Si $\nu = \frac{1}{2}$, le volume reste cst. ($V = V_0$).
- Notons que ν n'est pas forcément positif.

2.2.11 Contrainte sur le coefficient de Poisson

- Lors de l'expérience de traction, longueur et volume augmentent simultanément. Cette remarque contraint les valeurs possibles du coefficient de Poisson ν intervenant dans la loi (15) :

$$\frac{V}{V_0} = e^{(1-2\nu)\varepsilon}.$$

Il faut que $V/V_0 > 1$ si $\varepsilon > 0$ donc que

$$\nu \leq 0.5 \tag{16}$$

- Si $\nu = \frac{1}{2}$, le volume reste cst. ($V = V_0$),
- Notons que ν n'est pas forcément positif.

2.2.11 Contrainte sur le coefficient de Poisson

- Lors de l'expérience de traction, longueur et volume augmentent simultanément. Cette remarque contraint les valeurs possibles du coefficient de Poisson ν intervenant dans la loi (15) :

$$\frac{V}{V_0} = e^{(1-2\nu)\varepsilon}.$$

Il faut que $V/V_0 > 1$ si $\varepsilon > 0$ donc que

$$\nu \leq 0.5 \tag{16}$$

- Si $\nu = \frac{1}{2}$, le volume reste cst. ($V = V_0$), l'échantillon est dit incompressible.
- Notons que ν n'est pas forcément positif.

2.2.11 Contrainte sur le coefficient de Poisson

- Lors de l'expérience de traction, longueur et volume augmentent simultanément. Cette remarque contraint les valeurs possibles du coefficient de Poisson ν intervenant dans la loi (15) :

$$\frac{V}{V_0} = e^{(1-2\nu)\varepsilon}.$$

Il faut que $V/V_0 > 1$ si $\varepsilon > 0$ donc que

$$\nu \leq 0.5 \tag{16}$$

- Si $\nu = \frac{1}{2}$, le volume reste cst. ($V = V_0$), l'échantillon est dit *incompressible*.
- Notons que ν n'est pas forcément positif.

2.2.11 Contrainte sur le coefficient de Poisson

- Lors de l'expérience de traction, longueur et volume augmentent simultanément. Cette remarque contraint les valeurs possibles du coefficient de Poisson ν intervenant dans la loi (15) :

$$\frac{V}{V_0} = e^{(1-2\nu)\varepsilon}.$$

Il faut que $V/V_0 > 1$ si $\varepsilon > 0$ donc que

$$\nu \leq 0.5 \tag{16}$$

- Si $\nu = \frac{1}{2}$, le volume reste cst. ($V = V_0$), l'échantillon est dit **incompressible**.
- Notons que ν n'est pas forcément positif. Il existe des (rares) matériaux à coefficient de Poisson $\nu < 0$ (matériaux auxiliaires).

2.2.11 Contrainte sur le coefficient de Poisson

- Lors de l'expérience de traction, longueur et volume augmentent simultanément. Cette remarque contraint les valeurs possibles du coefficient de Poisson ν intervenant dans la loi (15) :

$$\frac{V}{V_0} = e^{(1-2\nu)\varepsilon}.$$

Il faut que $V/V_0 > 1$ si $\varepsilon > 0$ donc que

$$\nu \leq 0.5 \quad (16)$$

- Si $\nu = \frac{1}{2}$, le volume reste cst. ($V = V_0$), l'échantillon est dit **incompressible**.
- Notons que ν n'est pas forcément positif. Il existe des (méta-)matériaux à coefficient de Poisson $\nu < 0$ (matériaux auxétiques), ceux là augmentent de rayon durant l'expérience de traction (13) :

$$\frac{V}{V_0} = e^{(1-2\nu)\varepsilon} > 1 \quad \text{si } \nu < 0.$$

2.2.11 Contrainte sur le coefficient de Poisson

- Lors de l'expérience de traction, longueur et volume augmentent simultanément. Cette remarque contraint les valeurs possibles du coefficient de Poisson ν intervenant dans la loi (15) :

$$\frac{V}{V_0} = e^{(1-2\nu)\varepsilon}.$$

Il faut que $V/V_0 > 1$ si $\varepsilon > 0$ donc que

$$\nu \leq 0.5 \quad (16)$$

- Si $\nu = \frac{1}{2}$, le volume reste cst. ($V = V_0$), l'échantillon est dit **incompressible**.
- Notons que ν n'est pas forcément positif. Il existe des (méta-)matériaux à coefficient de Poisson $\nu < 0$ (matériaux auxétiques), ceux là augmentent de rayon durant l'expérience de traction (13) :

$$\frac{r}{r_0} = e^{-\nu\varepsilon} > 1 \quad \text{si } \varepsilon > 0.$$

2.2.11 Contrainte sur le coefficient de Poisson

- Lors de l'expérience de traction, longueur et volume augmentent simultanément. Cette remarque contraint les valeurs possibles du coefficient de Poisson ν intervenant dans la loi (15) :

$$\frac{V}{V_0} = e^{(1-2\nu)\varepsilon}.$$

Il faut que $V/V_0 > 1$ si $\varepsilon > 0$ donc que

$$\nu \leq 0.5 \tag{16}$$

- Si $\nu = \frac{1}{2}$, le volume reste cst. ($V = V_0$), l'échantillon est dit **incompressible**.
- Notons que ν n'est pas forcément positif. Il existe des (méta-)matériaux à coefficient de Poisson $\nu < 0$ (matériaux auxétiques), ceux là augmentent de rayon durant l'expérience de traction (13) :

$$\frac{r}{r_0} = e^{-\nu\varepsilon} > 1 \quad \text{si} \quad \varepsilon > 0.$$

2.2.11 Contrainte sur le coefficient de Poisson

- Lors de l'expérience de traction, longueur et volume augmentent simultanément. Cette remarque contraint les valeurs possibles du coefficient de Poisson ν intervenant dans la loi (15) :

$$\frac{V}{V_0} = e^{(1-2\nu)\varepsilon}.$$

Il faut que $V/V_0 > 1$ si $\varepsilon > 0$ donc que

$$\nu \leq 0.5 \tag{16}$$

- Si $\nu = \frac{1}{2}$, le volume reste cst. ($V = V_0$), l'échantillon est dit **incompressible**.
- Notons que ν n'est pas forcément positif. Il existe des (méta-)matériaux à coefficient de Poisson $\nu < 0$ (matériaux auxétiques), ceux là augmentent de rayon durant l'expérience de traction (13) :

$$\frac{r}{r_0} = e^{-\nu\varepsilon} > 1 \quad \text{si} \quad \varepsilon > 0.$$

▶ Film playAuxetics

2.2.11 Contrainte sur le coefficient de Poisson

- Lors de l'expérience de traction, longueur et volume augmentent simultanément. Cette remarque contraint les valeurs possibles du coefficient de Poisson ν intervenant dans la loi (15) :

$$\frac{V}{V_0} = e^{(1-2\nu)\varepsilon}.$$

Il faut que $V/V_0 > 1$ si $\varepsilon > 0$ donc que

$$\nu \leq 0.5 \quad (16)$$

- Si $\nu = \frac{1}{2}$, le volume reste cst. ($V = V_0$), l'échantillon est dit **incompressible**.
- Notons que ν n'est pas forcément positif. Il existe des (méta-)matériaux à coefficient de Poisson $\nu < 0$ (matériaux auxétiques), ceux là augmentent de rayon durant l'expérience de traction (13) :

$$\frac{r}{r_0} = e^{-\nu\varepsilon} > 1 \quad \text{si } \varepsilon > 0.$$

▶ Exo 2, série 2 : coefficient de Poisson

2.2.12 Une mesure alternative de la déformation

- *Le taux de déformation réel $\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$ n'est pas la seule façon de mesurer la déformation. On peut aussi utiliser le taux de déformation nominal que vous connaissez sans doute :*

$$e = \frac{l - l_0}{l_0} \quad (17)$$

- *Dans le cas des petites déformations, ces deux taux coïncident presque :*

$$\varepsilon$$

- *Si e est petit on peut donc remplacer la loi de Hooke $\sigma = E\varepsilon$ par*

$$\sigma = Ee \quad (\text{loi de Hooke linéarisée}) \quad (18)$$

2.2.12 Une mesure alternative de la déformation

- Le taux de déformation réel $\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$ n'est pas la seule façon de mesurer la déformation. On peut aussi utiliser le taux de déformation nominal que vous connaissez sans doute :

$$e = \frac{l - l_0}{l_0} \quad (17)$$

- Dans le cas des petites déformations, ces deux taux coïncident presque :

ε

- Si e est petit on peut donc remplacer la loi de Hooke $\sigma = E\varepsilon$ par

$$\sigma = Ee \quad (\text{loi de Hooke linéarisée}) \quad (18)$$

2.2.12 Une mesure alternative de la déformation

- Le taux de déformation réel $\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$ n'est pas la seule façon de mesurer la déformation. On peut aussi utiliser le taux de déformation nominal que vous connaissez sans doute :

$$e = \frac{l - l_0}{l_0} \quad (17)$$

- Dans le cas des petites déformations, ces deux taux coïncident presque :

$$\varepsilon \approx e$$

- On a $\varepsilon = e$ si $e < 0,10$ car $\ln(1 + e) \approx e$ si e est petit (voir l'exercice 2.2.11)
- Si e est petit on peut donc remplacer la loi de Hooke $\sigma = E\varepsilon$ par

$$\sigma = Ee \quad (\text{loi de Hooke linéarisée}) \quad (18)$$

Quel est le rapport entre le taux de déformation nominal de l'échantillon et ses longueurs initiale/finale ?

2.2.12 Une mesure alternative de la déformation

- Le taux de déformation réel $\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$ n'est pas la seule façon de mesurer la déformation. On peut aussi utiliser le taux de déformation nominal que vous connaissez sans doute :

$$e = \frac{l - l_0}{l_0} \quad (17)$$

- Dans le cas des petites déformations, ces deux taux coïncident presque :

$$\varepsilon \approx e$$

- Si e est petit on peut donc remplacer la loi de Hooke $\sigma = E\varepsilon$ par

$$\sigma = Ee \quad (\text{loi de Hooke linéarisée}) \quad (18)$$

Quel est le rapport entre le taux de déformation nominal de l'échantillon et ses longueurs initiale/finale ?

2.2.12 Une mesure alternative de la déformation

- Le taux de déformation réel $\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$ n'est pas la seule façon de mesurer la déformation. On peut aussi utiliser le taux de déformation nominal que vous connaissez sans doute :

$$e = \frac{l - l_0}{l_0} \quad (17)$$

- Dans le cas des petites déformations, ces deux taux coïncident presque :

$$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$$

donc $\varepsilon \approx e$, si $e < 0.05$ car $\ln(1 + e) \approx e$ si e est très petit (théorie de Taylor).

- Si e est petit on peut donc remplacer la loi de Hooke $\sigma = E\varepsilon$ par

$$\sigma = Ee \quad (\text{loi de Hooke linéarisée}) \quad (18)$$

2.2.12 Une mesure alternative de la déformation

- Le taux de déformation réel $\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$ n'est pas la seule façon de mesurer la déformation. On peut aussi utiliser le taux de déformation nominal que vous connaissez sans doute :

$$e = \frac{l - l_0}{l_0} \quad (17)$$

- Dans le cas des petites déformations, ces deux taux coïncident presque :

$$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$$

donc $\varepsilon \approx e$, si $e < 0.05$ car $\ln(1 + e) \approx e$ si e est très petit (théorie de Taylor).

- Si e est petit on peut donc remplacer la loi de Hooke $\sigma = E\varepsilon$ par

$$\sigma = Ee \quad (\text{loi de Hooke linéarisée}) \quad (18)$$

Reprenons la définition du taux réel

2.2.12 Une mesure alternative de la déformation

- Le taux de déformation réel $\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$ n'est pas la seule façon de mesurer la déformation. On peut aussi utiliser le taux de déformation nominal que vous connaissez sans doute :

$$e = \frac{l - l_0}{l_0} \quad (17)$$

- Dans le cas des petites déformations, ces deux taux coïncident presque :

$$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0} = \ln \frac{l_0 + l - l_0}{l_0}$$

donc $\varepsilon \approx e$, si $e < 0.05$ car $\ln(1 + e) \approx e$ si e est très petit (théorie de Taylor).

- Si e est petit on peut donc remplacer la loi de Hooke $\sigma = E\varepsilon$ par

$$\sigma = Ee \quad (\text{loi de Hooke linéarisée}) \quad (18)$$

Reprenons la définition du taux réel

2.2.12 Une mesure alternative de la déformation

- Le taux de déformation réel $\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$ n'est pas la seule façon de mesurer la déformation. On peut aussi utiliser le taux de déformation nominal que vous connaissez sans doute :

$$e = \frac{l - l_0}{l_0} \quad (17)$$

- Dans le cas des petites déformations, ces deux taux coïncident presque :

$$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0} = \ln \frac{l_0 + l - l_0}{l_0}$$

donc $\varepsilon \approx e$, si $e < 0.05$ car $\ln(1 + e) \approx e$ si e est très petit (théorie de Taylor).

- *Si e est petit on peut donc remplacer la loi de Hooke $\sigma = E\varepsilon$ par*

$$\sigma = Ee \quad (\text{loi de Hooke linéarisée}) \quad (18)$$

2.2.12 Une mesure alternative de la déformation

- Le taux de déformation réel $\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$ n'est pas la seule façon de mesurer la déformation. On peut aussi utiliser le taux de déformation nominal que vous connaissez sans doute :

$$e = \frac{l - l_0}{l_0} \quad (17)$$

- Dans le cas des petites déformations, ces deux taux coïncident presque :

$$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0} = \ln \frac{l_0 + l - l_0}{l_0}$$

donc $\varepsilon \approx e$, si $e < 0.05$ car $\ln(1 + e) \approx e$ si e est très petit (théorie de Taylor).

- Si e est petit on peut donc remplacer la loi de Hooke $\sigma = E\varepsilon$ par

$$\sigma = Ee \quad (\text{loi de Hooke linéarisée}) \quad (18)$$

Faisons intervenir l_0 au numérateur sans changer sa valeur

2.2.12 Une mesure alternative de la déformation

- Le taux de déformation réel $\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$ n'est pas la seule façon de mesurer la déformation. On peut aussi utiliser le taux de déformation nominal que vous connaissez sans doute :

$$e = \frac{l - l_0}{l_0} \quad (17)$$

- Dans le cas des petites déformations, ces deux taux coïncident presque :

$$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0} = \ln \frac{l_0 + l - l_0}{l_0} = \ln \left(1 + \frac{l - l_0}{l_0} \right)$$

donc $\varepsilon \approx e$, si $e < 0.05$ car $\ln(1 + e) \approx e$ si e est très petit (théorie de Taylor).

- Si e est petit on peut donc remplacer la loi de Hooke $\sigma = E\varepsilon$ par

$$\sigma = Ee \quad (\text{loi de Hooke linéarisée}) \quad (18)$$

Faisons intervenir l_0 au numérateur sans changer sa valeur

2.2.12 Une mesure alternative de la déformation

- Le taux de déformation réel $\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$ n'est pas la seule façon de mesurer la déformation. On peut aussi utiliser le taux de déformation nominal que vous connaissez sans doute :

$$e = \frac{l - l_0}{l_0} \quad (17)$$

- Dans le cas des petites déformations, ces deux taux coïncident presque :

$$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0} = \ln \frac{l_0 + l - l_0}{l_0} = \ln \left(1 + \frac{l - l_0}{l_0} \right)$$

donc $\varepsilon \approx e$, si $e < 0.05$ car $\ln(1 + e) \approx e$ si e est très petit (théorie de Taylor).

- *Si e est petit on peut donc remplacer la loi de Hooke $\sigma = E\varepsilon$ par*

$$\sigma = Ee \quad (\text{loi de Hooke linéarisée}) \quad (18)$$

2.2.12 Une mesure alternative de la déformation

- Le taux de déformation réel $\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$ n'est pas la seule façon de mesurer la déformation. On peut aussi utiliser le taux de déformation nominal que vous connaissez sans doute :

$$e = \frac{l - l_0}{l_0} \quad (17)$$

- Dans le cas des petites déformations, ces deux taux coïncident presque :

$$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0} = \ln \frac{l_0 + l - l_0}{l_0} = \ln \left(1 + \frac{l - l_0}{l_0} \right)$$

donc $\varepsilon \approx e$, si $e < 0.05$ car $\ln(1 + e) \approx e$ si e est très petit (théorie de Taylor).

- Si e est petit on peut donc remplacer la loi de Hooke $\sigma = E\varepsilon$ par

$$\sigma = Ee \quad (\text{loi de Hooke linéarisée}) \quad (18)$$

Distribuons la division par l_0

2.2.12 Une mesure alternative de la déformation

- Le taux de déformation réel $\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$ n'est pas la seule façon de mesurer la déformation. On peut aussi utiliser le taux de déformation nominal que vous connaissez sans doute :

$$e = \frac{l - l_0}{l_0} \quad (17)$$

- Dans le cas des petites déformations, ces deux taux coïncident presque :

$$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0} = \ln \frac{l_0 + l - l_0}{l_0} = \ln \left(1 + \frac{l - l_0}{l_0} \right) = \ln(1 + e)$$

donc $\varepsilon \approx e$, si $e < 0.05$ car $\ln(1 + e) \approx e$ si e est très petit (théorie de Taylor).

- Si e est petit on peut donc remplacer la loi de Hooke $\sigma = E\varepsilon$ par

$$\sigma = Ee \quad (\text{loi de Hooke linéarisée}) \quad (18)$$

Distribuons la division par l_0

2.2.12 Une mesure alternative de la déformation

- Le taux de déformation réel $\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$ n'est pas la seule façon de mesurer la déformation. On peut aussi utiliser le taux de déformation nominal que vous connaissez sans doute :

$$e = \frac{l - l_0}{l_0} \quad (17)$$

- Dans le cas des petites déformations, ces deux taux coïncident presque :

$$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0} = \ln \frac{l_0 + l - l_0}{l_0} = \ln \left(1 + \frac{l - l_0}{l_0} \right) = \ln(1 + e)$$

donc $\varepsilon \approx e$, si $e < 0.05$ car $\ln(1 + e) \approx e$ si e est très petit (théorie de Taylor).

- *Si e est petit on peut donc remplacer la loi de Hooke $\sigma = E\varepsilon$ par*

$$\sigma = Ee \quad (\text{loi de Hooke linéarisée}) \quad (18)$$

2.2.12 Une mesure alternative de la déformation

- Le taux de déformation réel $\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$ n'est pas la seule façon de mesurer la déformation. On peut aussi utiliser le taux de déformation nominal que vous connaissez sans doute :

$$e = \frac{l - l_0}{l_0} \quad (17)$$

- Dans le cas des petites déformations, ces deux taux coïncident presque :

$$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0} = \ln \frac{l_0 + l - l_0}{l_0} = \ln \left(1 + \frac{l - l_0}{l_0} \right) = \ln(1 + e)$$

donc $\varepsilon \approx e$, si $e < 0.05$ car $\ln(1 + e) \approx e$ si e est très petit (théorie de Taylor).

- Si e est petit on peut donc remplacer la loi de Hooke $\sigma = E\varepsilon$ par

$$\sigma = Ee \quad (\text{loi de Hooke linéarisée}) \quad (18)$$

Reconnaissons le taux de déformation nominal

2.2.12 Une mesure alternative de la déformation

- Le taux de déformation réel $\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$ n'est pas la seule façon de mesurer la déformation. On peut aussi utiliser le taux de déformation nominal que vous connaissez sans doute :

$$e = \frac{l - l_0}{l_0} \quad (17)$$

- Dans le cas des petites déformations, ces deux taux coïncident presque :

$$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0} = \ln \frac{l_0 + l - l_0}{l_0} = \ln \left(1 + \frac{l - l_0}{l_0} \right) = \ln(1 + e)$$

donc $\varepsilon \approx e$, si $e < 0.05$ car $\ln(1 + e) \approx e$ si e est très petit (théorie de Taylor).

- *Si e est petit on peut donc remplacer la loi de Hooke $\sigma = E\varepsilon$ par*

$$\sigma = Ee \quad (\text{loi de Hooke linéarisée}) \quad (18)$$

Reconnaissons le taux de déformation nominal

2.2.12 Une mesure alternative de la déformation

- Le taux de déformation réel $\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$ n'est pas la seule façon de mesurer la déformation. On peut aussi utiliser le taux de déformation nominal que vous connaissez sans doute :

$$e = \frac{l - l_0}{l_0} \quad (17)$$

- Dans le cas des petites déformations, ces deux taux coïncident presque :

$$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0} = \ln \frac{l_0 + l - l_0}{l_0} = \ln \left(1 + \frac{l - l_0}{l_0} \right) = \ln(1 + e)$$

donc $\varepsilon \approx e$, si $e < 0.05$ car $\ln(1 + e) \approx e$ si e est très petit (théorie de Taylor).

- Si e est petit on peut donc remplacer la loi de Hooke $\sigma = E\varepsilon$ par

$$\sigma = Ee \quad (\text{loi de Hooke linéarisée}) \quad (18)$$

2.2.12 Une mesure alternative de la déformation

- Le taux de déformation réel $\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$ n'est pas la seule façon de mesurer la déformation. On peut aussi utiliser le taux de déformation nominal que vous connaissez sans doute :

$$e = \frac{l - l_0}{l_0} \quad (17)$$

- Dans le cas des *petites déformations*, ces deux taux coïncident presque :

$$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0} = \ln \frac{l_0 + l - l_0}{l_0} = \ln \left(1 + \frac{l - l_0}{l_0} \right) = \ln(1 + e)$$

donc $\varepsilon \approx e$, si $e < 0.05$ car $\ln(1 + e) \approx e$ si e est très petit (théorie de Taylor).

- Si e est petit on peut donc remplacer la loi de Hooke $\sigma = E\varepsilon$ par

$$\sigma = Ee \quad (\text{loi de Hooke linéarisée}) \quad (18)$$

► Que vaut $\ln(1 + e)$ si e est petit

2.2.12 Une mesure alternative de la déformation

- Le taux de déformation réel $\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$ n'est pas la seule façon de mesurer la déformation. On peut aussi utiliser le taux de déformation nominal que vous connaissez sans doute :

$$e = \frac{l - l_0}{l_0} \quad (17)$$

- Dans le cas des *petites déformations*, ces deux taux coïncident presque :

$$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0} = \ln \frac{l_0 + l - l_0}{l_0} = \ln \left(1 + \frac{l - l_0}{l_0} \right) = \ln(1 + e)$$

donc $\varepsilon \approx e$, si $e < 0.05$ car $\ln(1 + e) \approx e$ si e est très petit (théorie de Taylor).

- Si e est petit on peut donc remplacer la loi de Hooke $\sigma = E\varepsilon$ par

$$\sigma = Ee \quad (\text{loi de Hooke linéarisée}) \quad (18)$$

Mais cette approximation ne se justifie plus dans le cas des grandes déformations $e \gg 0.05$ (cf. exos).

2.2.12 Une mesure alternative de la déformation

- Le taux de déformation réel $\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$ n'est pas la seule façon de mesurer la déformation. On peut aussi utiliser le taux de déformation nominal que vous connaissez sans doute :

$$e = \frac{l - l_0}{l_0} \quad (17)$$

- Dans le cas des petites déformations, ces deux taux coïncident presque :

$$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0} = \ln \frac{l_0 + l - l_0}{l_0} = \ln \left(1 + \frac{l - l_0}{l_0} \right) = \ln(1 + e)$$

donc $\varepsilon \approx e$, si $e < 0.05$ car $\ln(1 + e) \approx e$ si e est très petit (théorie de Taylor).

- Si e est petit on peut donc remplacer la loi de Hooke $\sigma = E\varepsilon$ par

$$\sigma = Ee \quad \text{(loi de Hooke linéarisée)} \quad (18)$$

Mais cette approximation ne se justifie plus dans le cas des grandes déformations $e \gg 0.05$ (cf exos).

2.2.12 Une mesure alternative de la déformation

- Le taux de déformation réel $\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$ n'est pas la seule façon de mesurer la déformation. On peut aussi utiliser le taux de déformation nominal que vous connaissez sans doute :

$$e = \frac{l - l_0}{l_0} \quad (17)$$

- Dans le cas des petites déformations, ces deux taux coïncident presque :

$$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0} = \ln \frac{l_0 + l - l_0}{l_0} = \ln \left(1 + \frac{l - l_0}{l_0} \right) = \ln(1 + e)$$

donc $\varepsilon \approx e$, si $e < 0.05$ car $\ln(1 + e) \approx e$ si e est très petit (théorie de Taylor).

- Si e est petit on peut donc remplacer la loi de Hooke $\sigma = E\varepsilon$ par

$$\sigma = Ee \quad \text{(loi de Hooke linéarisée)} \quad (18)$$

Mais cette approximation ne se justifie plus dans le cas des grandes déformations $e \gg 0.05$ (cf exos).

2.3.1 Exemple de loi d'écrrouissage - Loi de Ludwik

- La loi de Hooke $\sigma = E\varepsilon$ n'est plus valable si ε excède ε_e (**plasticité**).
 - Dans la zone plastique, c'est une loi appelée **loi d'écrrouissage** qui va donner le rapport entre σ et ε .
 - Il existe de nombreux type de lois d'écrrouissage qui dépendent du matériau et de son histoire thermomécanique.
 - Loi de Ludwik
- $$\sigma = K\varepsilon^n \quad \text{avec } \varepsilon > \varepsilon_e \quad (\text{Ludwik})$$
- où n est le coefficient d'écrrouissage et K le module d'écrrouissage, unité $[K] = \text{GPa}$.
- Le module d'écrrouissage K est ajustée pour que les lois de Hooke et de Ludwik coïncident en $\varepsilon = \varepsilon_e$

2.3.1 Exemple de loi d'érouissage - Loi de Ludwik

- La loi de Hooke $\sigma = E\varepsilon$ n'est plus valable si ε excède ε_e (**plasticité**).
- Dans la zone plastique, c'est une loi appelée **loi d'érouissage** qui va donner le rapport entre σ et ε .
- Il existe de nombreux type de lois d'érouissage qui dépendent du matériau et de son histoire thermomécanique. Mais le comportement plastique de tout une classe de matériaux recuits est bien décrit par une loi d'érouissage de la forme :

$$\sigma = K\varepsilon^n, \quad \varepsilon \geq \varepsilon_e \quad (\text{Ludwik})$$

où n est le coefficient d'érouissage et K le module d'érouissage, unité : $[K] = \text{GPa}$.

- Le module d'érouissage K est ajustée pour que les lois de Hooke et de Ludwik coïncident en $\varepsilon = \varepsilon_e$

2.3.1 Exemple de loi d'écroutissement - Loi de Ludwik

- La loi de Hooke $\sigma = E\varepsilon$ n'est plus valable si ε excède ε_e (**plasticité**).
- Dans la zone plastique, c'est une loi appelée **loi d'écroutissement** qui va donner le rapport entre σ et ε .
- Il existe de nombreux type de lois d'écroutissement qui dépendent du matériau et de son histoire thermomécanique. Mais le comportement plastique de tout une classe de matériaux **recuits** est bien décrit par une loi d'écroutissement de la forme :

$$\sigma = K\varepsilon^n, \quad \varepsilon \geq \varepsilon_e \quad (\text{Ludwik})$$

où n est le **coefficient d'écroutissement** et K le module d'écroutissement, **unité** : $[K] = \text{GPa}$.

- Le module d'écroutissement K est ajustée pour que les lois de Hooke et de Ludwik coïncident en $\varepsilon = \varepsilon_e$

2.3.1 Exemple de loi d'écroutissement - Loi de Ludwik

- La loi de Hooke $\sigma = E\varepsilon$ n'est plus valable si ε excède ε_e (**plasticité**).
- Dans la zone plastique, c'est une loi appelée **loi d'écroutissement** qui va donner le rapport entre σ et ε .
- Il existe de nombreux type de lois d'écroutissement qui dépendent du matériau et de son histoire thermomécanique. Mais le comportement plastique de tout une classe de matériaux **recuits** est bien décrit par une loi d'écroutissement de la forme :

$$\sigma = K\varepsilon^n, \quad \varepsilon \geq \varepsilon_e \quad (\text{Ludwik})$$

où n est le **coefficient d'écroutissement** et K le module d'écroutissement, **unité** : $[K] = \text{GPa}$.

- La module d'écroutissement K est ajustée pour que les lois de Hooke et de Ludwik coïncident en $\varepsilon = \varepsilon_e$

► Loi de Ludwik aux tableaux

2.3.1 Exemple de loi d'érouissage - Loi de Ludwik

- La loi de Hooke $\sigma = E\varepsilon$ n'est plus valable si ε excède ε_e (**plasticité**).
- Dans la zone plastique, c'est une loi appelée **loi d'érouissage** qui va donner le rapport entre σ et ε .
- Il existe de nombreux type de lois d'érouissage qui dépendent du matériau et de son histoire thermomécanique. Mais le comportement plastique de tout une classe de matériaux **recuits** est bien décrit par une loi d'érouissage de la forme :

$$\sigma = K\varepsilon^n, \quad \varepsilon \geq \varepsilon_e \quad (\text{Ludwik})$$

où n est le **coefficient d'érouissage** et K le module d'érouissage, **unité** : $[K] = \text{GPa}$.

- La module d'érouissage K est ajustée pour que les lois de Hooke et de Ludwik coïncident en $\varepsilon = \varepsilon_e$

$$K = E\varepsilon_e^{1-n}$$

(13)

2.3.1 Exemple de loi d'érouissage - Loi de Ludwik

- La loi de Hooke $\sigma = E\varepsilon$ n'est plus valable si ε excède ε_e (**plasticité**).
- Dans la zone plastique, c'est une loi appelée **loi d'érouissage** qui va donner le rapport entre σ et ε .
- Il existe de nombreux type de lois d'érouissage qui dépendent du matériau et de son histoire thermomécanique. Mais le comportement plastique de tout une classe de matériaux **recuits** est bien décrit par une loi d'érouissage de la forme :

$$\sigma = K\varepsilon^n, \quad \varepsilon \geq \varepsilon_e \quad (\text{Ludwik})$$

où n est le **coefficient d'érouissage** et K le module d'érouissage, **unité** : $[K] = \text{GPa}$.

- Le module d'érouissage K est ajustée pour que les lois de Hooke et de Ludwik coïncident en $\varepsilon = \varepsilon_e$

$$K = E\varepsilon_e^{1-n}. \quad (19)$$

► Tableau 3

2.3.1 Exemple de loi d'érouissage - Loi de Ludwik

- La loi de Hooke $\sigma = E\varepsilon$ n'est plus valable si ε excède ε_e (**plasticité**).
- Dans la zone plastique, c'est une loi appelée **loi d'érouissage** qui va donner le rapport entre σ et ε .
- Il existe de nombreux type de lois d'érouissage qui dépendent du matériau et de son histoire thermomécanique. Mais le comportement plastique de tout une classe de matériaux **recuits** est bien décrit par une loi d'érouissage de la forme :

$$\sigma = K\varepsilon^n, \quad \varepsilon \geq \varepsilon_e \quad (\text{Ludwik})$$

où n est le **coefficient d'érouissage** et K le module d'érouissage, **unité** : $[K] = \text{GPa}$.

- Le module d'érouissage K est ajustée pour que les lois de Hooke et de Ludwik coïncident en $\varepsilon = \varepsilon_e$:

$$K = E\varepsilon_e^{1-n}. \quad (19)$$

2.3.1 Exemple de loi d'écroutissement - Loi de Ludwik

- La loi de Hooke $\sigma = E\varepsilon$ n'est plus valable si ε excède ε_e (**plasticité**).
- Dans la zone plastique, c'est une loi appelée **loi d'écroutissement** qui va donner le rapport entre σ et ε .
- Il existe de nombreux type de lois d'écroutissement qui dépendent du matériau et de son histoire thermomécanique. Mais le comportement plastique de tout une classe de matériaux **recuits** est bien décrit par une loi d'écroutissement de la forme :

$$\sigma = K\varepsilon^n, \quad \varepsilon \geq \varepsilon_e \quad (\text{Ludwik})$$

où n est le **coefficient d'écroutissement** et K le module d'écroutissement, **unité** : $[K] = \text{GPa}$.

- Le module d'écroutissement K est ajustée pour que les lois de Hooke et de Ludwik coïncident en $\varepsilon = \varepsilon_e$:

$$K = E\varepsilon_e^{1-n}. \quad (19)$$

► Elimination du module d'écroutissement aux tableaux

2.3.1 Exemple de loi d'érouissage - Loi de Ludwik

- La loi de Hooke $\sigma = E\varepsilon$ n'est plus valable si ε excède ε_e (**plasticité**).
- Dans la zone plastique, c'est une loi appelée **loi d'érouissage** qui va donner le rapport entre σ et ε .
- Il existe de nombreux type de lois d'érouissage qui dépendent du matériau et de son histoire thermomécanique. Mais le comportement plastique de tout une classe de matériaux **recuits** est bien décrit par une loi d'érouissage de la forme :

$$\sigma = K\varepsilon^n, \quad \varepsilon \geq \varepsilon_e \quad (\text{Ludwik})$$

où n est le **coefficient d'érouissage** et K le module d'érouissage, **unité** : $[K] = \text{GPa}$.

- Le module d'érouissage K est ajustée pour que les lois de Hooke et de Ludwik coïncident en $\varepsilon = \varepsilon_e$:

$$K = E\varepsilon_e^{1-n}. \quad (19)$$

2.3.2 Bornes pour le coefficient d'écroutissage

- Pour des raisons thermodynamiques (cf. exercices), on a que

$$0 < n < 1.$$

- Le cas limite $n = 0$ correspond à un matériau au comportement *plastique idéal*.
- Pour les matériaux réels, $n > 0$ et la contrainte σ croît avec ε .
- Il n'est évidemment *jamais* recommandé d'appliquer les lois d'écroutissage en y remplaçant les taux de déformations réels par les taux nominaux, c'est à dire remplacer la formule $\sigma = K\varepsilon^n$ par la formule $\sigma = Ke^n$.

2.3.2 Bornes pour le coefficient d'écroutissage

- Pour des raisons thermodynamiques (cf. exercices), on a que

$$0 < n < 1.$$

- Le cas limite $n = 0$ correspond à un matériau au comportement **plastique idéal**.
- Pour les matériaux réels, $n > 0$ et la contrainte σ croît avec ε .
- Il n'est évidemment **jamais** recommandé d'appliquer les lois d'écroutissage en y remplaçant les taux de déformations réels par les taux nominaux, c'est à dire remplacer la formule $\sigma = K\varepsilon^n$ par la formule $\sigma = Ke^n$.

► Valeurs possibles de n

2.3.2 Bornes pour le coefficient d'écroutissage

- Pour des raisons thermodynamiques (cf. exercices), on a que

$$0 < n < 1.$$

- Le cas limite $n = 0$ correspond à un matériau au comportement **plastique idéal**.
- Pour les matériaux réels, $n > 0$ et la contrainte σ croît avec ε .
- Il n'est évidemment **jamais** recommandé d'appliquer les lois d'écroutissage en y remplaçant les taux de déformations réels par les taux nominaux, c'est à dire remplacer la formule $\sigma = K\varepsilon^n$ par la formule $\sigma = Ke^n$.

2.3.2 Bornes pour le coefficient d'écroutissage

- Pour des raisons thermodynamiques (cf. exercices), on a que

$$0 < n < 1.$$

- Le cas limite $n = 0$ correspond à un matériau au comportement **plastique idéal**.
- Pour les matériaux réels, $n > 0$ et la contrainte σ croît avec ε .
- Il n'est évidemment **jamais** recommandé d'appliquer les lois d'écroutissage en y remplaçant les taux de déformations réels par les taux nominaux, c'est à dire remplacer la formule $\sigma = K\varepsilon^n$ par la formule $\sigma = Ke^n$.

2.3.2 Bornes pour le coefficient d'écroutissage

- Pour des raisons thermodynamiques (cf. exercices), on a que

$$0 < n < 1.$$

- Le cas limite $n = 0$ correspond à un matériau au comportement **plastique idéal**. Dans ce cas $\sigma = c^{\text{ste}}$ au delà de la limite élastique
- Pour les matériaux réels, $n > 0$ et la contrainte σ croît avec ε .
- Il n'est évidemment **jamais** recommandé d'appliquer les lois d'écroutissage en y remplaçant les taux de déformations réels par les taux nominaux, c'est à dire remplacer la formule $\sigma = K\varepsilon^n$ par la formule $\sigma = Ke^n$.

2.3.2 Bornes pour le coefficient d'écroutissage

- Pour des raisons thermodynamiques (cf. exercices), on a que

$$0 < n < 1.$$

- Le cas limite $n = 0$ correspond à un matériau au comportement **plastique idéal**. Dans ce cas $\sigma = c^{\text{ste}}$ au delà de la limite élastique

$$n_{or} \simeq 0.$$

- Pour les matériaux réels, $n > 0$ et la contrainte σ croît avec ε .
- Il n'est évidemment jamais recommandé d'appliquer les lois d'écroutissage en y remplaçant les taux de déformations réels par les taux nominaux, c'est à dire remplacer la formule $\sigma = K\varepsilon^n$ par la formule $\sigma = Ke^n$.

2.3.2 Bornes pour le coefficient d'écroutissage

- Pour des raisons thermodynamiques (cf. exercices), on a que

$$0 < n < 1.$$

- Le cas limite $n = 0$ correspond à un matériau au comportement **plastique idéal**. Dans ce cas $\sigma = c^{\text{ste}}$ au delà de la limite élastique

$$n_{or} \simeq 0.$$

- Pour les matériaux réels, $n > 0$ et la contrainte σ croît avec ε .

• Il n'est évidemment jamais recommandé d'appliquer les lois d'écroutissage en y remplaçant les taux de déformations réels par les taux nominaux, c'est à dire remplacer la formule $\sigma = K\varepsilon^n$ par la formule $\sigma = Ke^n$.

2.3.2 Bornes pour le coefficient d'écroutissage

- Pour des raisons thermodynamiques (cf. exercices), on a que

$$0 < n < 1.$$

- Le cas limite $n = 0$ correspond à un matériau au comportement **plastique idéal**. Dans ce cas $\sigma = c^{\text{ste}}$ au delà de la limite élastique

$$n_{or} \simeq 0.$$

- Pour les matériaux réels, $n > 0$ et la contrainte σ croît avec ε . Si $n \simeq 1$, plus on le déforme plus le matériau est dur à travailler
- Il n'est évidemment *jamais* recommandé d'appliquer les lois d'écroutissage en y remplaçant les taux de déformations réels par les taux nominaux, c'est à dire remplacer la formule $\sigma = K\varepsilon^n$ par la formule $\sigma = Ke^n$.

2.3.2 Bornes pour le coefficient d'écroutissage

- Pour des raisons thermodynamiques (cf. exercices), on a que

$$0 < n < 1.$$

- Le cas limite $n = 0$ correspond à un matériau au comportement **plastique idéal**. Dans ce cas $\sigma = c^{\text{ste}}$ au delà de la limite élastique

$$n_{or} \simeq 0.$$

- Pour les matériaux réels, $n > 0$ et la contrainte σ croît avec ε . Si $n \simeq 1$, plus on le déforme plus le matériau est dur à travailler (**écroutissage par augmentation de la densité de dislocations**)
- Il n'est évidemment *jamais* recommandé d'appliquer les lois d'écroutissage en y remplaçant les taux de déformations réels par les taux nominaux, c'est à dire remplacer la formule $\sigma = K\varepsilon^n$ par la formule $\bar{\sigma} = K\bar{\varepsilon}^n$.

2.3.2 Bornes pour le coefficient d'écroutissage

- Pour des raisons thermodynamiques (cf. exercices), on a que

$$0 < n < 1.$$

- Le cas limite $n = 0$ correspond à un matériau au comportement **plastique idéal**. Dans ce cas $\sigma = c^{\text{ste}}$ au delà de la limite élastique

$$n_{\text{or}} \simeq 0.$$

- Pour les matériaux réels, $n > 0$ et la contrainte σ croît avec ε . Si $n \simeq 1$, plus on le déforme plus le matériau est dur à travailler (**écrouissage par augmentation de la densité de dislocations**)

$$n_{\text{cuivre}} \simeq 1.$$

- Il n'est évidemment **jamais** recommandé d'appliquer les lois d'écrouissage en y remplaçant les taux de déformations réels par les taux nominaux, c'est à dire remplacer la formule $\sigma = K\varepsilon^n$ par la formule $\sigma = Ke^n$.

2.3.2 Bornes pour le coefficient d'écrrouissage

- Pour des raisons thermodynamiques (cf. exercices), on a que

$$0 < n < 1.$$

- Le cas limite $n = 0$ correspond à un matériau au comportement **plastique idéal**. Dans ce cas $\sigma = c^{\text{ste}}$ au delà de la limite élastique

$$n_{\text{or}} \simeq 0.$$

- Pour les matériaux réels, $n > 0$ et la contrainte σ croît avec ε . Si $n \simeq 1$, plus on le déforme plus le matériau est dur à travailler (**écrouissage par augmentation de la densité de dislocations**)

$$n_{\text{cuivre}} \simeq 1.$$

- Il n'est évidemment **jamais** recommandé d'appliquer les lois d'écrouissage en y remplaçant les taux de déformations réels par les taux nominaux, c'est à dire remplacer la formule $\sigma = K\varepsilon^n$ par la formule $\sigma = Ke^n$.

► Valeurs de n pour différents matériaux

2.3.2 Bornes pour le coefficient d'écrrouissage

- Pour des raisons thermodynamiques (cf. exercices), on a que

$$0 < n < 1.$$

- Le cas limite $n = 0$ correspond à un matériau au comportement **plastique idéal**. Dans ce cas $\sigma = c^{\text{ste}}$ au delà de la limite élastique

$$n_{\text{or}} \simeq 0.$$

- Pour les matériaux réels, $n > 0$ et la contrainte σ croît avec ε . Si $n \simeq 1$, plus on le déforme plus le matériau est dur à travailler (**écrouissage par augmentation de la densité de dislocations**)

$$n_{\text{cuivre}} \simeq 1.$$

- Il n'est évidemment **jamais** recommandé d'appliquer les lois d'écrouissage en y remplaçant les taux de déformations réels par les taux nominaux, c'est à dire remplacer la formule $\sigma = K\varepsilon^n$ par la formule $\sigma = Ke^n$.

2.3.2 Bornes pour le coefficient d'écrouissage

- Pour des raisons thermodynamiques (cf. exercices), on a que

$$0 < n < 1.$$

- Le cas limite $n = 0$ correspond à un matériau au comportement **plastique idéal**. Dans ce cas $\sigma = c^{\text{ste}}$ au delà de la limite élastique

$$n_{\text{or}} \simeq 0.$$

- Pour les matériaux réels, $n > 0$ et la contrainte σ croît avec ε . Si $n \simeq 1$, plus on le déforme plus le matériau est dur à travailler (**écrouissage par augmentation de la densité de dislocations**)

$$n_{\text{cuivre}} \simeq 1.$$

- Il n'est évidemment **jamais** recommandé d'appliquer les lois d'écrouissage en y remplaçant les taux de déformations réels par les taux nominaux, c'est à dire remplacer la formule $\sigma = K\varepsilon^n$ par la formule $\sigma = Ke^n$.

2.3.2 Bornes pour le coefficient d'écrouissage

- Pour des raisons thermodynamiques (cf. exercices), on a que

$$0 < n < 1.$$

- Le cas limite $n = 0$ correspond à un matériau au comportement **plastique idéal**. Dans ce cas $\sigma = c^{\text{ste}}$ au delà de la limite élastique

$$n_{\text{or}} \simeq 0.$$

- Pour les matériaux réels, $n > 0$ et la contrainte σ croît avec ε . Si $n \simeq 1$, plus on le déforme plus le matériau est dur à travailler (**écrouissage par augmentation de la densité de dislocations**)

$$n_{\text{cuivre}} \simeq 1.$$

- Il n'est évidemment **jamais** recommandé d'appliquer les lois d'écrouissage en y remplaçant les taux de déformations réels par les taux nominaux, c'est à dire remplacer la formule $\sigma = K\varepsilon^n$ par la formule $\sigma = Ke^n$.

► Utilisation du taux nominal à la place du taux réel

2.3.2 Bornes pour le coefficient d'écrouissage

- Pour des raisons thermodynamiques (cf. exercices), on a que

$$0 < n < 1.$$

- Le cas limite $n = 0$ correspond à un matériau au comportement **plastique idéal**. Dans ce cas $\sigma = c^{\text{ste}}$ au delà de la limite élastique

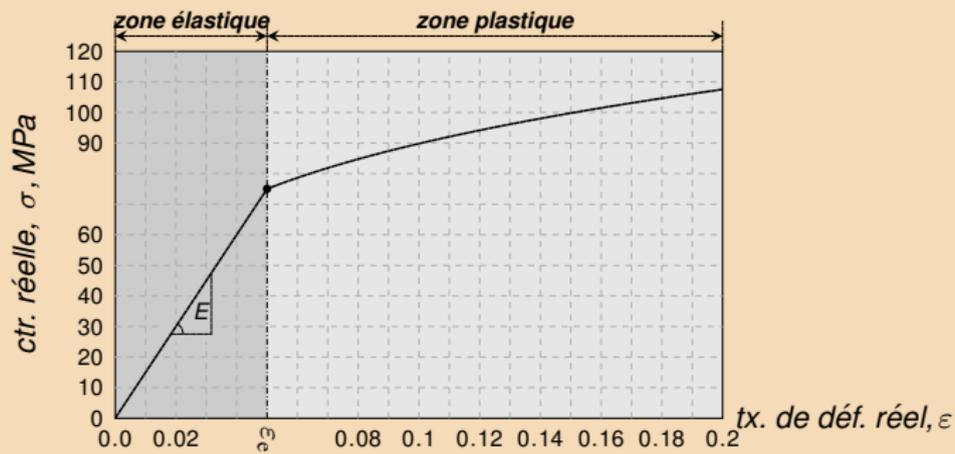
$$n_{\text{or}} \simeq 0.$$

- Pour les matériaux réels, $n > 0$ et la contrainte σ croît avec ε . Si $n \simeq 1$, plus on le déforme plus le matériau est dur à travailler (**écrouissage par augmentation de la densité de dislocations**)

$$n_{\text{cuivre}} \simeq 1.$$

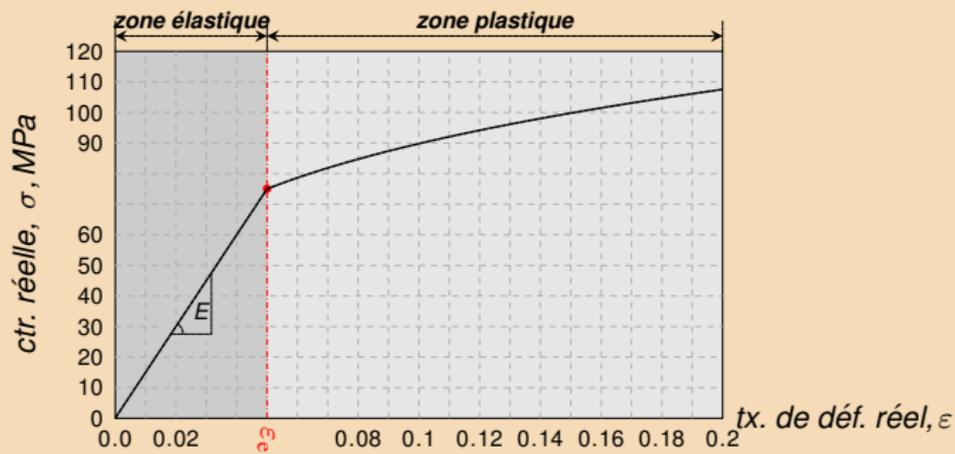
- Il n'est évidemment **jamais** recommandé d'appliquer les lois d'écrouissage en y remplaçant les taux de déformations réels par les taux nominaux, c'est à dire remplacer la formule $\sigma = K\varepsilon^n$ par la formule $\sigma = Ke^n$.

2.3.3 Courbe de traction et limite élastique réelle



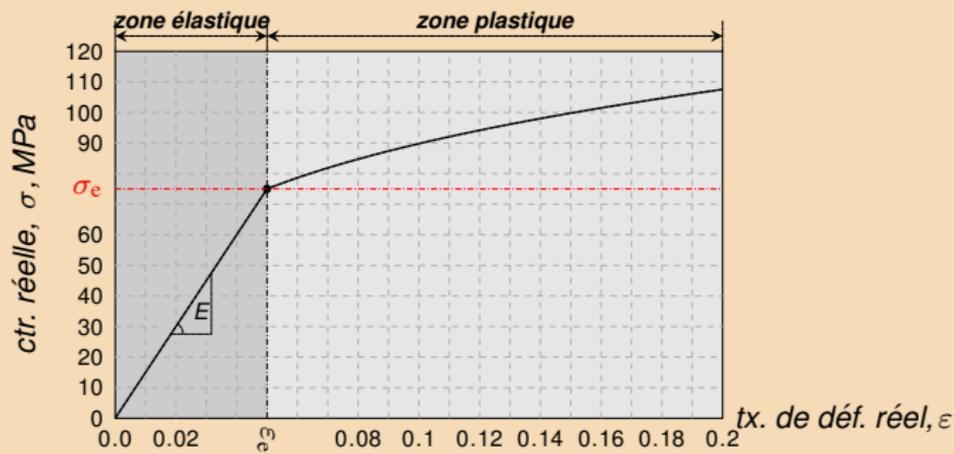
- La quantité $\sigma_e = E\epsilon_e$ est la *limite élastique réelle du matériau*.

2.3.3 Courbe de traction et limite élastique réelle



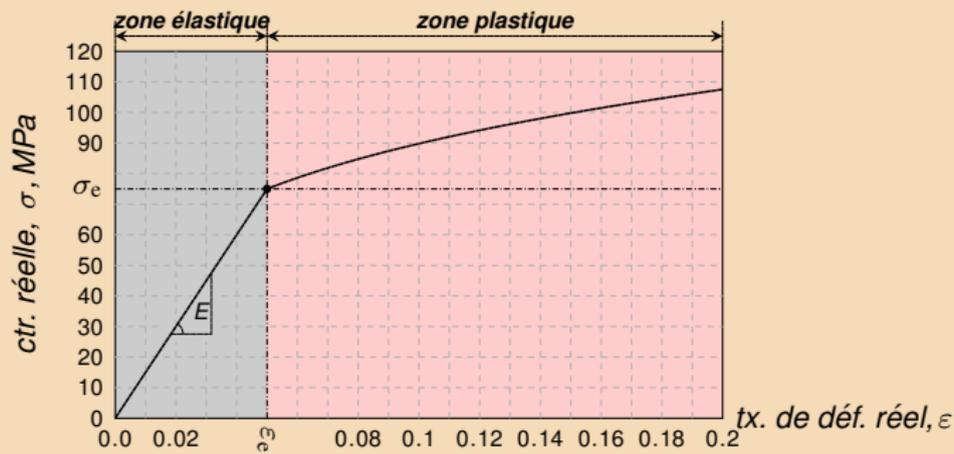
- La quantité $\sigma_e = E\epsilon_e$ est la **limite élastique réelle du matériau**. Si le contraste de traction appliquée excède cette limite, le matériau subit une déformation permanente.

2.3.3 Courbe de traction et limite élastique réelle



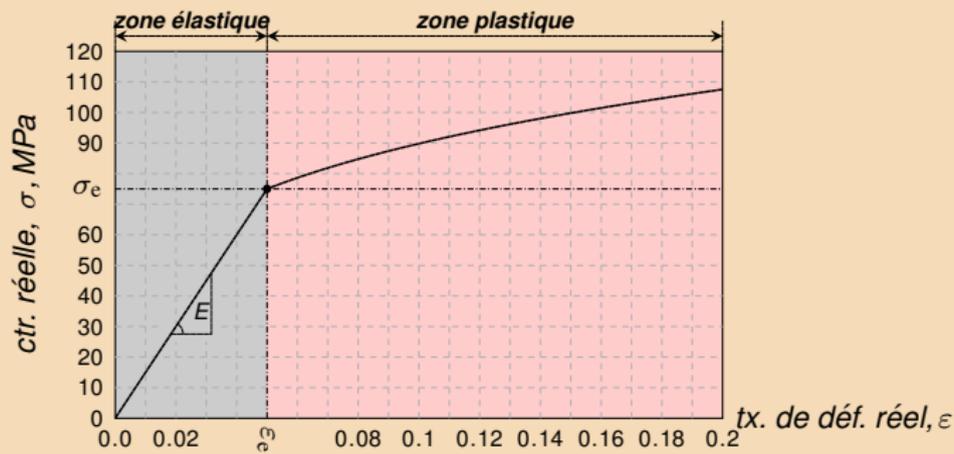
- La quantité $\sigma_e = E\epsilon_e$ est la **limite élastique réelle du matériau**. Si la contrainte de traction appliquée excède cette limite, le matériau subit une déformation permanente. Cet état est celui recherché dans les processus de **formage** (forgeage, laminage, ...). Les forces mises en jeu par ces procédés amèneront le niveau de contrainte au-delà de la valeur σ_e . Cela justifie l'importance de la partie plastique de la courbe de traction dans ce cours.

2.3.3 Courbe de traction et limite élastique réelle



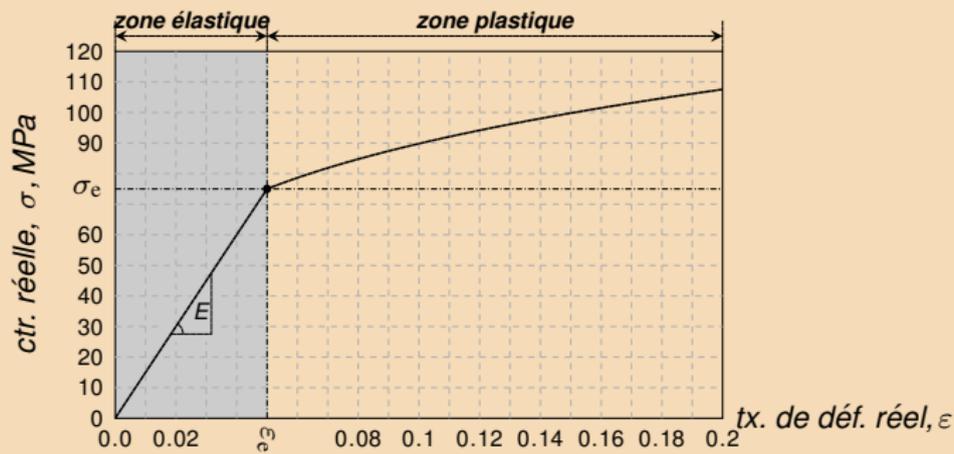
- La quantité $\sigma_e = E\epsilon_e$ est la **limite élastique réelle du matériau**. Si la contrainte de traction appliquée excède cette limite, le matériau subit une déformation permanente. Cet état est celui recherché dans les processus de formage (forgeage, laminage, ...). Les forces mises en jeu par ces procédés amèneront le niveau de contrainte au-delà de la valeur σ_e . Cela justifie l'importance de la partie plastique de la courbe de traction dans ce cours.

2.3.3 Courbe de traction et limite élastique réelle



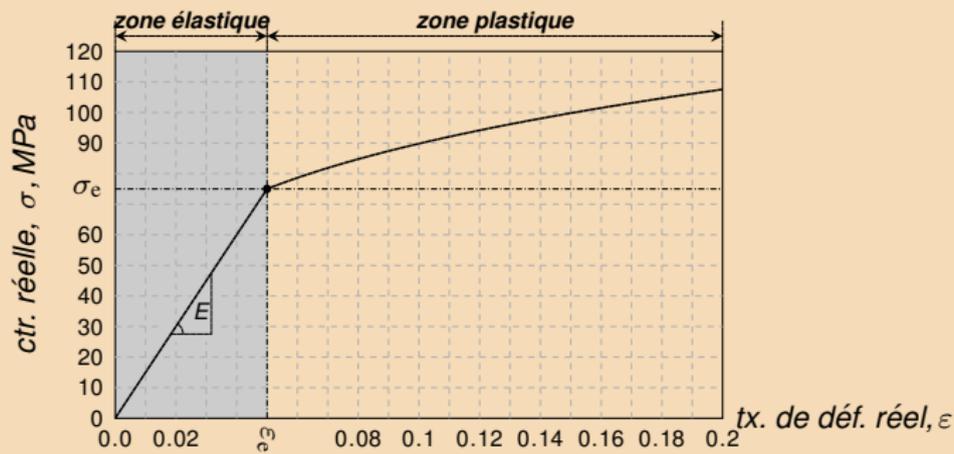
- La quantité $\sigma_e = E\epsilon_e$ est la **limite élastique réelle du matériau**. Si la contrainte de traction appliquée excède cette limite, le matériau subit une déformation permanente. Cet état est celui recherché dans les processus de **formage** (forgeage, laminage, ...). Les forces mises en jeu par ces procédés amèneront le niveau de contrainte au-delà de la valeur σ_e . Cela justifie l'importance de la partie plastique de la courbe de traction dans ce cours.

2.3.3 Courbe de traction et limite élastique réelle



- La quantité $\sigma_e = E\epsilon_e$ est la **limite élastique réelle du matériau**. Si la contrainte de traction appliquée excède cette limite, le matériau subit une déformation permanente. Cet état est celui recherché dans les processus de **formage** (forgeage, laminage, ...). Les forces mises en jeu par ces procédés amèneront le niveau de contrainte au-delà de la valeur σ_e . *Cela justifie l'importance de la partie plastique de la courbe de traction dans ce cours.*

2.3.3 Courbe de traction et limite élastique réelle



- La quantité $\sigma_e = E\epsilon_e$ est la **limite élastique réelle du matériau**. Si la contrainte de traction appliquée excède cette limite, le matériau subit une déformation permanente. Cet état est celui recherché dans les processus de **formage** (forgeage, laminage, ...). Les forces mises en jeu par ces procédés amèneront le niveau de contrainte au-delà de la valeur σ_e . Cela justifie l'importance de la partie plastique de la courbe de traction dans ce cours.

2.3.4 Limite élastique réelle - interprétation

- La quantité σ_e correspond au niveau de traction uniaxiale à partir duquel les dislocations se mettent à bouger (**écoulement du matériau**).
 - Il faut souligner que seules des contraintes de **cisaillement** peuvent mobiliser des dislocations.
- On peut augmenter la limite élastique réelle σ_e (donc la **dureté** du matériau à laquelle elle est liée)

► Ecoulement du matériau

2.3.4 Limite élastique réelle - interprétation

- La quantité σ_e correspond au niveau de traction uniaxiale à partir duquel les dislocations se mettent à bouger (écoulement du matériau).
 - Il faut souligner que seules des contraintes de **cisaillement** peuvent mobiliser des dislocations. Or un état de traction uniaxiale implique que certains plans sont sollicités en cisaillement !
- On peut augmenter la limite élastique réelle σ_e (donc la **dureté** du matériau à laquelle elle est liée)

2.3.4 Limite élastique réelle - interprétation

- La quantité σ_e correspond au niveau de traction uniaxiale à partir duquel les dislocations se mettent à bouger (écoulement du matériau).
 - Il faut souligner que seules des contraintes de **cisaillement** peuvent mobiliser des dislocations. Or un état de traction uniaxiale implique que certains plans sont sollicités en cisaillement !
- On peut augmenter la limite élastique réelle σ_e (donc la **dureté** du matériau à laquelle elle est liée)

2.3.4 Limite élastique réelle - interprétation

- La quantité σ_e correspond au niveau de traction uniaxiale à partir duquel les dislocations se mettent à bouger (écoulement du matériau).
 - Il faut souligner que seules des contraintes de **cisaillement** peuvent mobiliser des dislocations. Or un état de traction uniaxiale implique que certains plans sont sollicités en cisaillement !
- On peut augmenter la limite élastique réelle σ_e (donc la **dureté** du matériau à laquelle elle est liée)
 - en accroissant la densité de dislocation car les dislocations gênent leurs mouvements ultérieurs (phénomène d'écrouissage).

2.3.4 Limite élastique réelle - interprétation

- La quantité σ_e correspond au niveau de traction uniaxiale à partir duquel les dislocations se mettent à bouger (écoulement du matériau).
 - Il faut souligner que seules des contraintes de **cisaillement** peuvent mobiliser des dislocations. Or un état de traction uniaxiale implique que certains plans sont sollicités en cisaillement !
- On peut augmenter la limite élastique réelle σ_e (donc la **dureté** du matériau à laquelle elle est liée)
 - en accroissant la densité de dislocation car les dislocations gênent leurs mouvements mutuels (phénomène d'**écrouissage**),
 - en **raffinant** la microstructure du matériau pour augmenter les joints de grains qui eux aussi gênent le mouvement des dislocations,
 - en ajoutant des impuretés pour **bloquer** les dislocations (durcissement par ajout d'éléments d'alliage).

2.3.4 Limite élastique réelle - interprétation

- La quantité σ_e correspond au niveau de traction uniaxiale à partir duquel les dislocations se mettent à bouger (écoulement du matériau).
 - Il faut souligner que seules des contraintes de **cisaillement** peuvent mobiliser des dislocations. Or un état de traction uniaxiale implique que certains plans sont sollicités en cisaillement !
- On peut augmenter la limite élastique réelle σ_e (donc la **dureté** du matériau à laquelle elle est liée)
 - en accroissant la densité de dislocation car les dislocations gênent leurs mouvements mutuels (phénomène d'**écrouissage**),
 - en **raffinant** la microstructure du matériau pour augmenter les joints de grains qui eux aussi gênent le mouvement des dislocations,
 - en ajoutant des impuretés pour **bloquer** les dislocations (durcissement par ajout d'éléments d'alliage).

2.3.4 Limite élastique réelle - interprétation

- La quantité σ_e correspond au niveau de traction uniaxiale à partir duquel les dislocations se mettent à bouger (écoulement du matériau).
 - Il faut souligner que seules des contraintes de **cisaillement** peuvent mobiliser des dislocations. Or un état de traction uniaxiale implique que certains plans sont sollicités en cisaillement !
- On peut augmenter la limite élastique réelle σ_e (donc la **dureté** du matériau à laquelle elle est liée)
 - en accroissant la densité de dislocation car les dislocations gênent leurs mouvements mutuels (phénomène d'**écrouissage**),
 - en **raffinant la microstructure** du matériau pour augmenter les joints de grains qui eux aussi gênent le mouvement des dislocations,
 - en ajoutant des impuretés pour **bloquer** les dislocations (durcissement par ajout d'éléments d'alliage).

► Microstructure

2.3.4 Limite élastique réelle - interprétation

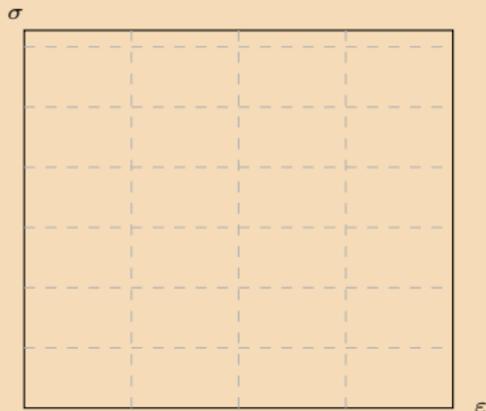
- La quantité σ_e correspond au niveau de traction uniaxiale à partir duquel les dislocations se mettent à bouger (écoulement du matériau).
 - Il faut souligner que seules des contraintes de **cisaillement** peuvent mobiliser des dislocations. Or un état de traction uniaxiale implique que certains plans sont sollicités en cisaillement !
- On peut augmenter la limite élastique réelle σ_e (donc la **dureté** du matériau à laquelle elle est liée)
 - en accroissant la densité de dislocation car les dislocations gênent leurs mouvements mutuels (phénomène d'**écrouissage**),
 - en **raffinant** la microstructure du matériau pour augmenter les joints de grains qui eux aussi gênent le mouvement des dislocations,
 - en ajoutant des impuretés pour **bloquer** les dislocations (durcissement par ajout d'éléments d'alliage).

2.3.4 Limite élastique réelle - interprétation

- La quantité σ_e correspond au niveau de traction uniaxiale à partir duquel les dislocations se mettent à bouger (écoulement du matériau).
 - Il faut souligner que seules des contraintes de **cisaillement** peuvent mobiliser des dislocations. Or un état de traction uniaxiale implique que certains plans sont sollicités en cisaillement !
- On peut augmenter la limite élastique réelle σ_e (donc la **dureté** du matériau à laquelle elle est liée)
 - en accroissant la densité de dislocation car les dislocations gênent leurs mouvements mutuels (phénomène d'**écrouissage**),
 - en **raffinant** la microstructure du matériau pour augmenter les joints de grains qui eux aussi gênent le mouvement des dislocations,
 - en ajoutant des impuretés pour **bloquer** les dislocations (durcissement par ajout d'éléments d'alliage).

2.4.1 Relaxation - déformation permanente

- Dans l'exp. de traction, on appelle **relaxation** le fait de laisser revenir la force (donc la contrainte réelle) à zéro.
- On observe que le point (ε, σ) représentatif de l'état de l'échantillon retourne sur l'axe $\sigma = 0$ en ligne droite.
- Elle rejoint l'axe $\sigma = 0$ en l'abscisse ε_p : le taux de déformation réel permanent.



courbe de traction réelle :

Evolution du couple (ε, σ)
lors d'une relaxation.

2.4.1 Relaxation - déformation permanente

- Dans l'exp. de traction, on appelle **relaxation** le fait de laisser revenir la force (donc la contrainte réelle) à zéro.
- On observe que le point (ε, σ) représentatif de l'état de l'échantillon retourne sur l'axe $\sigma = 0$ en ligne droite.
- Elle rejoint l'axe $\sigma = 0$ en l'abscisse ε_p : le taux de déformation réel permanent.

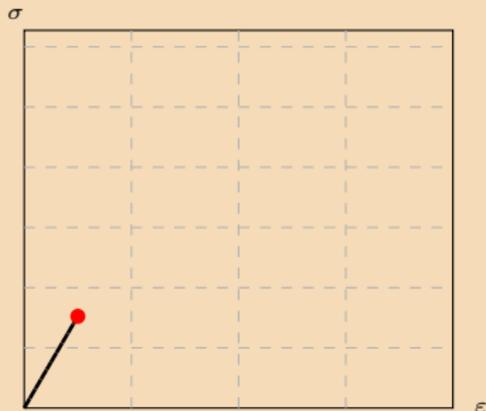


courbe de traction réelle :

Evolution du couple (ε, σ)
lors d'une relaxation.

2.4.1 Relaxation - déformation permanente

- Dans l'exp. de traction, on appelle **relaxation** le fait de laisser revenir la force (donc la contrainte réelle) à zéro.
- On observe que le point (ε, σ) représentatif de l'état de l'échantillon retourne sur l'axe $\sigma = 0$ en ligne droite.
- Elle rejoint l'axe $\sigma = 0$ en l'abscisse ε_p : le taux de déformation réel permanent.

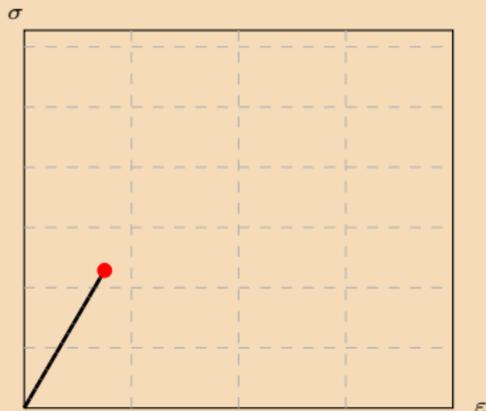


courbe de traction réelle :

Evolution du couple (ε, σ)
lors d'une relaxation.

2.4.1 Relaxation - déformation permanente

- Dans l'exp. de traction, on appelle **relaxation** le fait de laisser revenir la force (donc la contrainte réelle) à zéro.
- On observe que le point (ε, σ) représentatif de l'état de l'échantillon retourne sur l'axe $\sigma = 0$ en ligne droite.
- Elle rejoint l'axe $\sigma = 0$ en l'abscisse ε_p : le taux de déformation réel permanent.

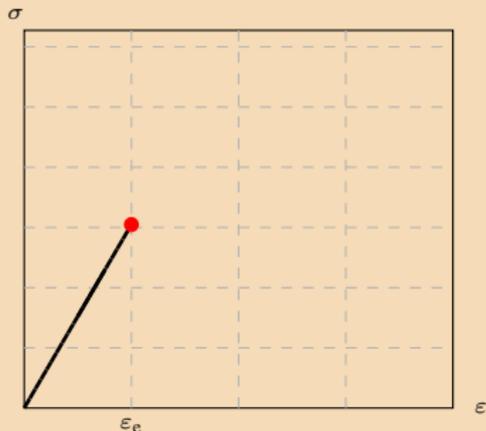


courbe de traction réelle :

Evolution du couple (ε, σ)
lors d'une relaxation.

2.4.1 Relaxation - déformation permanente

- Dans l'exp. de traction, on appelle **relaxation** le fait de laisser revenir la force (donc la contrainte réelle) à zéro.
- On observe que le point (ε, σ) représentatif de l'état de l'échantillon retourne sur l'axe $\sigma = 0$ en ligne droite.
- Elle rejoint l'axe $\sigma = 0$ en l'abscisse ε_p : le taux de déformation réel permanent.

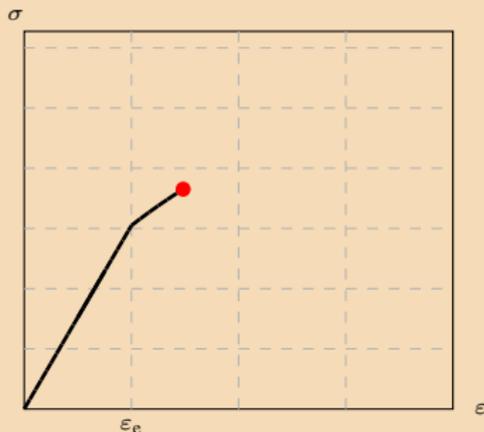


courbe de traction réelle :

Evolution du couple (ε, σ)
lors d'une relaxation.

2.4.1 Relaxation - déformation permanente

- Dans l'exp. de traction, on appelle **relaxation** le fait de laisser revenir la force (donc la contrainte réelle) à zéro.
- On observe que le point (ε, σ) représentatif de l'état de l'échantillon retourne sur l'axe $\sigma = 0$ en ligne droite.
- Elle rejoint l'axe $\sigma = 0$ en l'abscisse ε_p : le taux de déformation réel permanent.

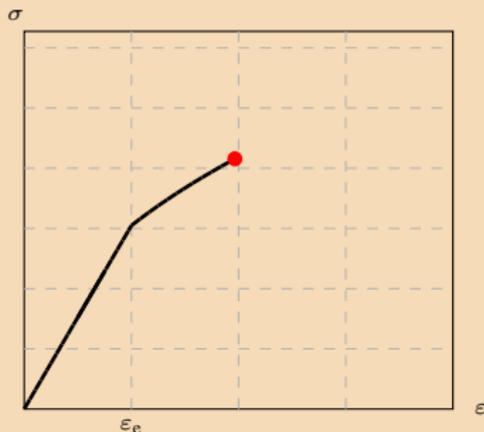


courbe de traction réelle :

Evolution du couple (ε, σ)
lors d'une relaxation.

2.4.1 Relaxation - déformation permanente

- Dans l'exp. de traction, on appelle **relaxation** le fait de laisser revenir la force (donc la contrainte réelle) à zéro.
- On observe que le point (ε, σ) représentatif de l'état de l'échantillon retourne sur l'axe $\sigma = 0$ en ligne droite.
- Elle rejoint l'axe $\sigma = 0$ en l'abscisse ε_p : le taux de déformation réel permanent.

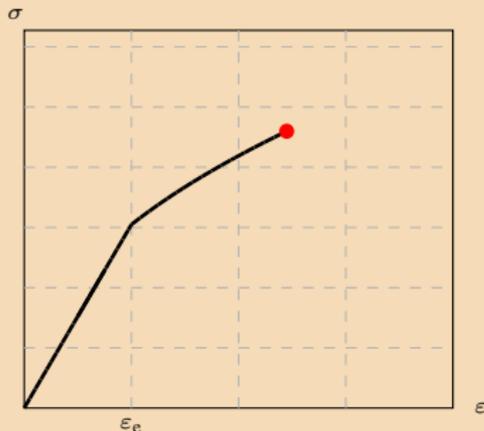


courbe de traction réelle :

Evolution du couple (ε, σ)
lors d'une relaxation.

2.4.1 Relaxation - déformation permanente

- Dans l'exp. de traction, on appelle **relaxation** le fait de laisser revenir la force (donc la contrainte réelle) à zéro.
- On observe que le point (ε, σ) représentatif de l'état de l'échantillon retourne sur l'axe $\sigma = 0$ en ligne droite.
- Elle rejoint l'axe $\sigma = 0$ en l'abscisse ε_p : le taux de déformation réel permanent.

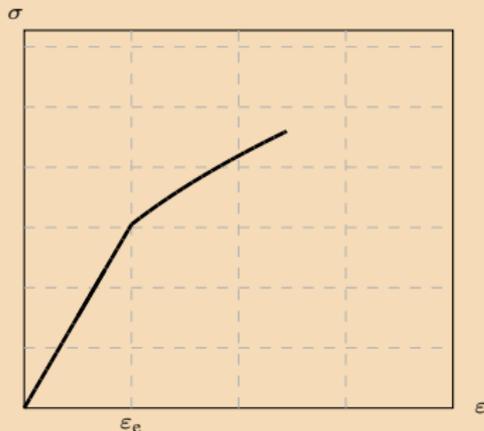


courbe de traction réelle :

Evolution du couple (ε, σ)
lors d'une relaxation.

2.4.1 Relaxation - déformation permanente

- Dans l'exp. de traction, on appelle **relaxation** le fait de laisser revenir la force (donc la contrainte réelle) à zéro.
- On observe que le point (ε, σ) représentatif de l'état de l'échantillon retourne sur l'axe $\sigma = 0$ en ligne droite.
- Elle rejoint l'axe $\sigma = 0$ en l'abscisse ε_p : le taux de déformation réel permanent.

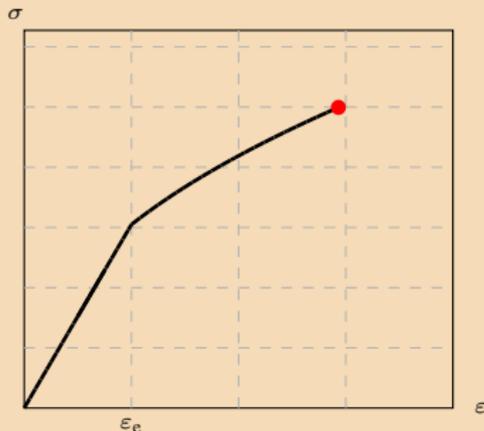


courbe de traction réelle :

Evolution du couple (ε, σ)
lors d'une relaxation.

2.4.1 Relaxation - déformation permanente

- Dans l'exp. de traction, on appelle **relaxation** le fait de laisser revenir la force (donc la contrainte réelle) à zéro.
- On observe que le point (ϵ, σ) représentatif de l'état de l'échantillon retourne sur l'axe $\sigma = 0$ en ligne droite.
- Elle rejoint l'axe $\sigma = 0$ en l'abscisse ϵ_p : le taux de déformation réel permanent.

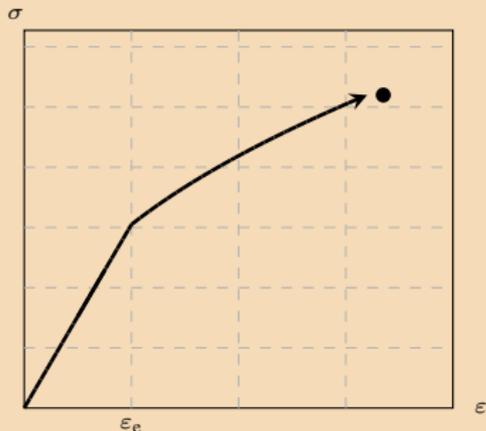


courbe de traction réelle :

Evolution du couple (ϵ, σ)
lors d'une relaxation.

2.4.1 Relaxation - déformation permanente

- Dans l'exp. de traction, on appelle **relaxation** le fait de laisser revenir la force (donc la contrainte réelle) à zéro.
- On observe que le point (ε, σ) représentatif de l'état de l'échantillon retourne sur l'axe $\sigma = 0$ en ligne droite.
- Elle rejoint l'axe $\sigma = 0$ en l'abscisse ε_p : le taux de déformation réel permanent.

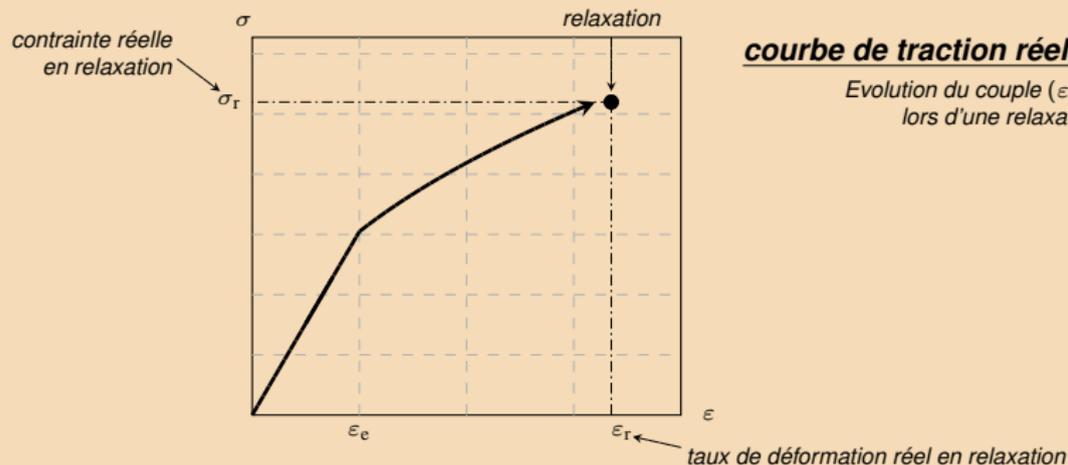


courbe de traction réelle :

Evolution du couple (ε, σ)
lors d'une relaxation.

2.4.1 Relaxation - déformation permanente

- Dans l'exp. de traction, on appelle **relaxation** le fait de laisser revenir la force (donc la contrainte réelle) à zéro.
- On observe que le point (ϵ, σ) représentatif de l'état de l'échantillon retourne sur l'axe $\sigma = 0$ en ligne droite.
- Elle rejoint l'axe $\sigma = 0$ en l'abscisse ϵ_p : le taux de déformation réel permanent.

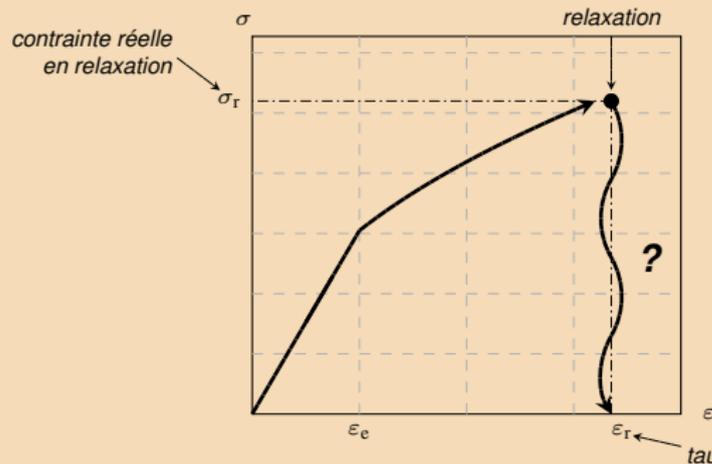


courbe de traction réelle :

Evolution du couple (ϵ, σ)
lors d'une relaxation.

2.4.1 Relaxation - déformation permanente

- Dans l'exp. de traction, on appelle **relaxation** le fait de laisser revenir la force (donc la contrainte réelle) à zéro.
- On observe que le point (ϵ, σ) représentatif de l'état de l'échantillon retourne sur l'axe $\sigma = 0$ en **ligne droite**.
- Elle rejoint l'axe $\sigma = 0$ en l'abscisse ϵ_p : le **taux de déformation réel permanent**.

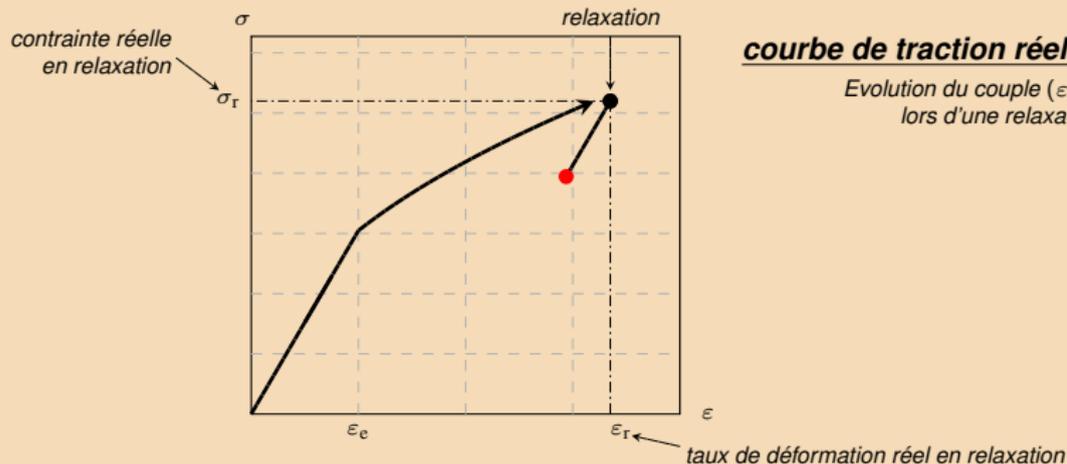


courbe de traction réelle :

Evolution du couple (ϵ, σ)
lors d'une relaxation.

2.4.1 Relaxation - déformation permanente

- Dans l'exp. de traction, on appelle **relaxation** le fait de laisser revenir la force (donc la contrainte réelle) à zéro.
- On observe que le point (ϵ, σ) représentatif de l'état de l'échantillon retourne sur l'axe $\sigma = 0$ en **ligne droite**. Cette ligne droite est parallèle à la partie élastique du diagramme et son pente est donc exactement égale au module d'Young E .
- Elle rejoint l'axe $\sigma = 0$ en l'abscisse ϵ_p : le **taux de déformation réel permanent**.

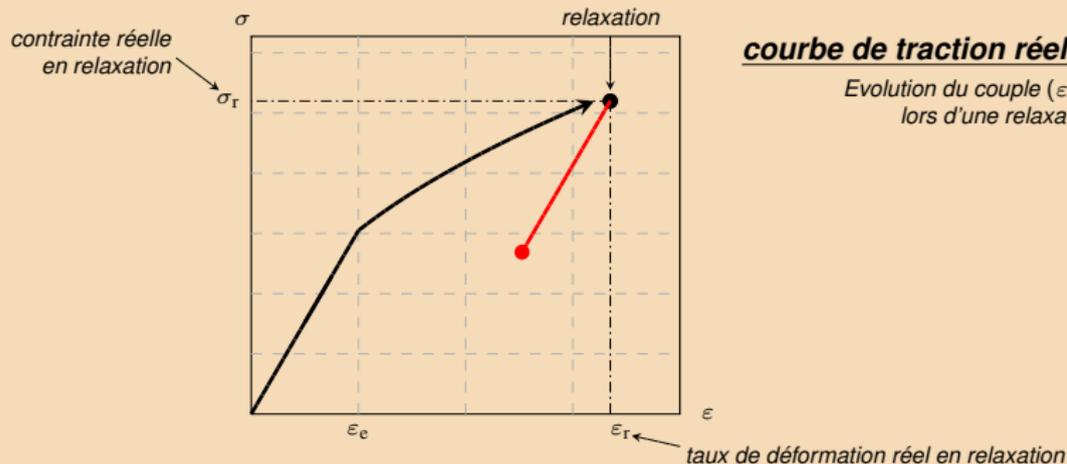


courbe de traction réelle :

Evolution du couple (ϵ, σ)
lors d'une relaxation.

2.4.1 Relaxation - déformation permanente

- Dans l'exp. de traction, on appelle **relaxation** le fait de laisser revenir la force (donc la contrainte réelle) à zéro.
- On observe que le point (ϵ, σ) représentatif de l'état de l'échantillon retourne sur l'axe $\sigma = 0$ en **ligne droite**. Cette ligne droite est parallèle à la montée élastique, sa pente est donc exactement égale au module d'Young E .
- Elle rejoint l'axe $\sigma = 0$ en l'abscisse ϵ_p : le taux de déformation réel permanent.

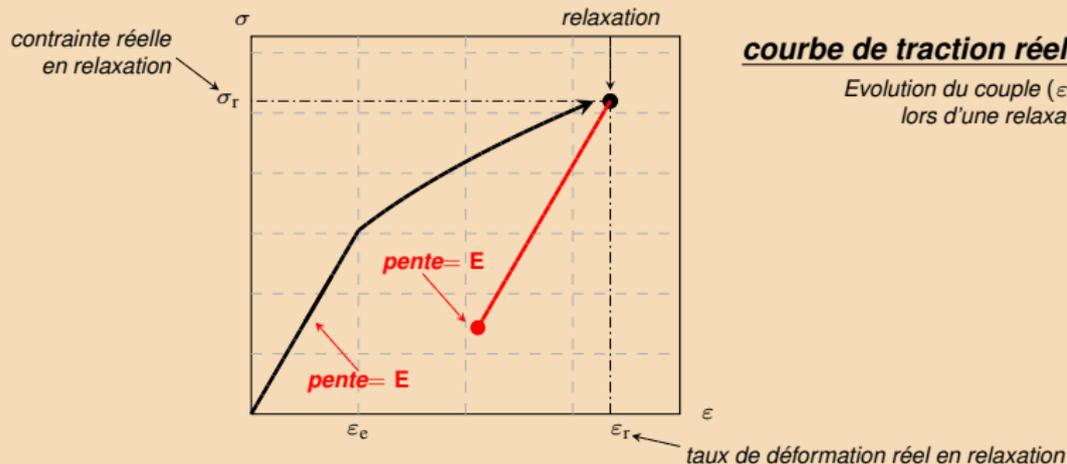


courbe de traction réelle :

Evolution du couple (ϵ, σ)
lors d'une relaxation.

2.4.1 Relaxation - déformation permanente

- Dans l'exp. de traction, on appelle **relaxation** le fait de laisser revenir la force (donc la contrainte réelle) à zéro.
- On observe que le point (ϵ, σ) représentatif de l'état de l'échantillon retourne sur l'axe $\sigma = 0$ en **ligne droite**. Cette ligne droite est parallèle à la montée élastique, sa pente est donc **exactement** égale au module d'Young E .
- Elle rejoint l'axe $\sigma = 0$ en l'abscisse ϵ_p : le taux de déformation réel permanent.

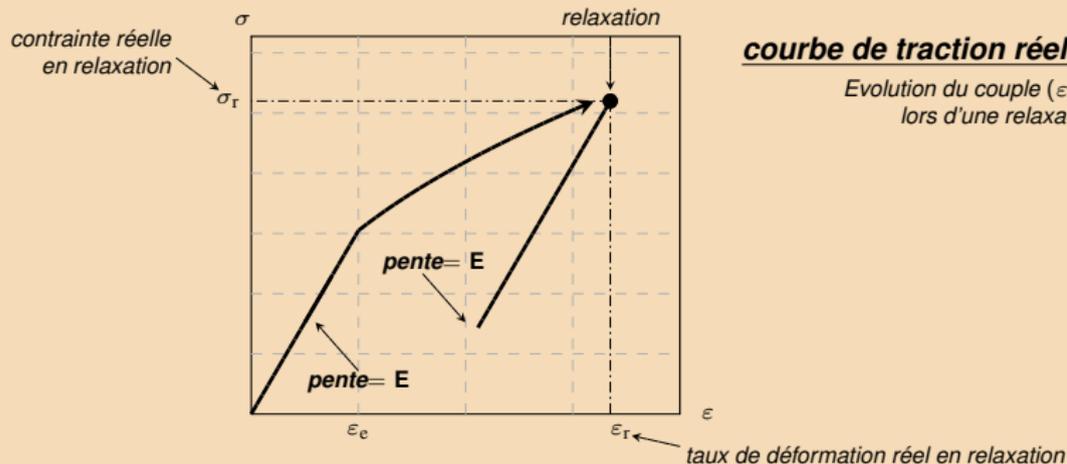


courbe de traction réelle :

Evolution du couple (ϵ, σ)
lors d'une relaxation.

2.4.1 Relaxation - déformation permanente

- Dans l'exp. de traction, on appelle **relaxation** le fait de laisser revenir la force (donc la contrainte réelle) à zéro.
- On observe que le point (ϵ, σ) représentatif de l'état de l'échantillon retourne sur l'axe $\sigma = 0$ en **ligne droite**. Cette ligne droite est parallèle à la montée élastique, sa pente est donc **exactement** égale au module d'Young E .
- Elle rejoint l'axe $\sigma = 0$ en l'abscisse ϵ_p : le *taux de déformation réel permanent*.

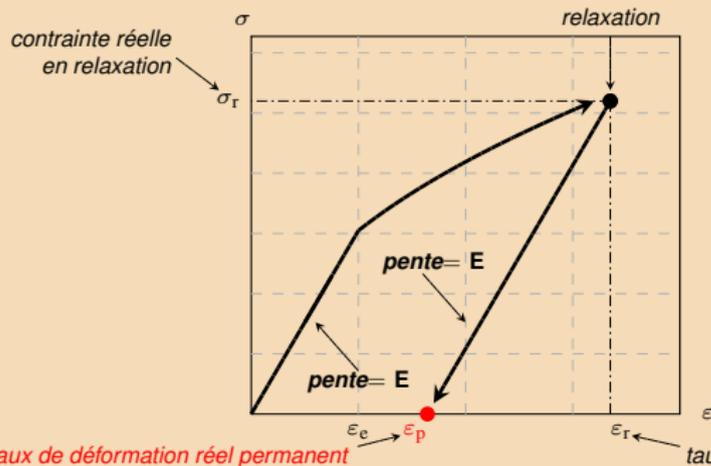


courbe de traction réelle :

Evolution du couple (ϵ, σ)
lors d'une relaxation.

2.4.1 Relaxation - déformation permanente

- Dans l'exp. de traction, on appelle **relaxation** le fait de laisser revenir la force (donc la contrainte réelle) à zéro.
- On observe que le point (ϵ, σ) représentatif de l'état de l'échantillon retourne sur l'axe $\sigma = 0$ en **ligne droite**. Cette ligne droite est parallèle à la montée élastique, sa pente est donc **exactement** égale au module d'Young E .
- Elle rejoint l'axe $\sigma = 0$ en l'abscisse ϵ_p : le **taux de déformation réel permanent**.

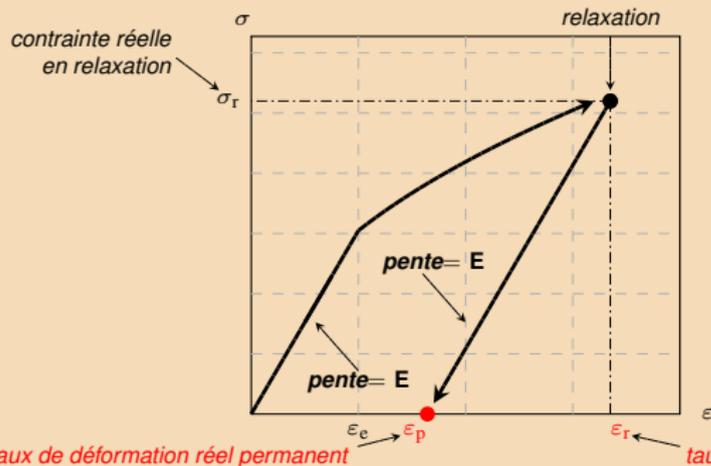


courbe de traction réelle :

Evolution du couple (ϵ, σ)
lors d'une relaxation.

2.4.1 Relaxation - déformation permanente

- Dans l'exp. de traction, on appelle **relaxation** le fait de laisser revenir la force (donc la contrainte réelle) à zéro.
- On observe que le point (ε, σ) représentatif de l'état de l'échantillon retourne sur l'axe $\sigma = 0$ en **ligne droite**. Cette ligne droite est parallèle à la montée élastique, sa pente est donc **exactement** égale au module d'Young E .
- Elle rejoint l'axe $\sigma = 0$ en l'abscisse ε_p : le **taux de déformation réel permanent**.

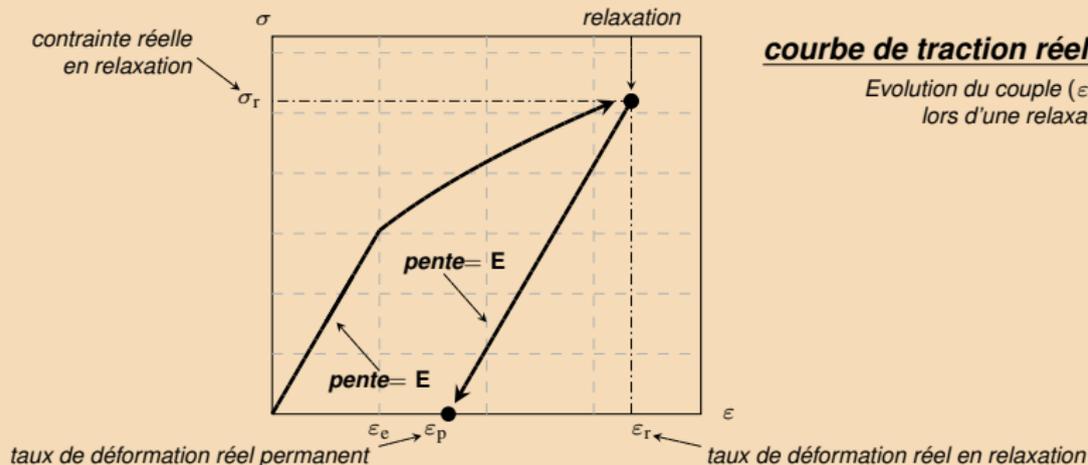


courbe de traction réelle :

Evolution du couple (ε, σ)
lors d'une relaxation.

2.4.1 Relaxation - déformation permanente

- Dans l'exp. de traction, on appelle **relaxation** le fait de laisser revenir la force (donc la contrainte réelle) à zéro.
- On observe que le point (ϵ, σ) représentatif de l'état de l'échantillon retourne sur l'axe $\sigma = 0$ en **ligne droite**. Cette ligne droite est parallèle à la montée élastique, sa pente est donc **exactement** égale au module d'Young E .
- Elle rejoint l'axe $\sigma = 0$ en l'abscisse ϵ_p : le taux de déformation réel permanent.

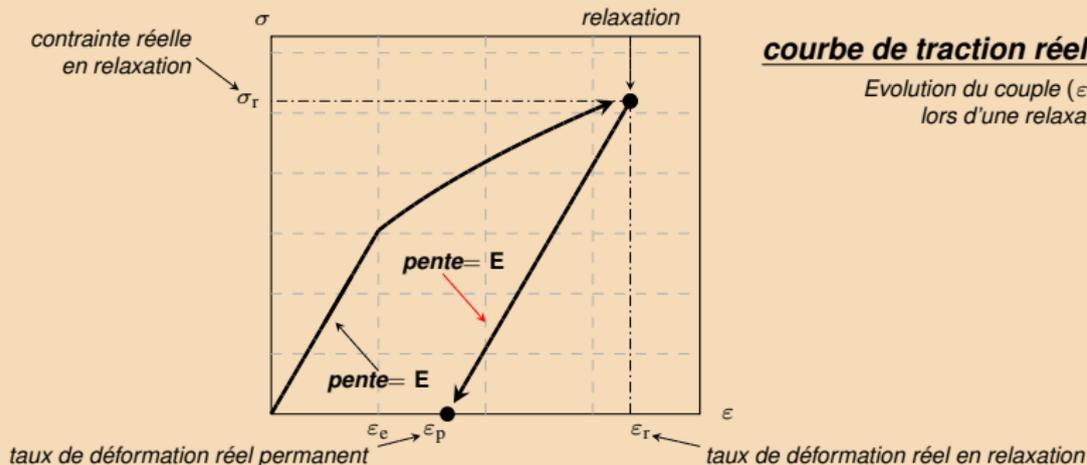


courbe de traction réelle :

Evolution du couple (ϵ, σ)
lors d'une relaxation.

2.4.1 Relaxation - déformation permanente

- Dans l'exp. de traction, on appelle **relaxation** le fait de laisser revenir la force (donc la contrainte réelle) à zéro.
- On observe que le point (ε, σ) représentatif de l'état de l'échantillon retourne sur l'axe $\sigma = 0$ en **ligne droite**. Cette ligne droite est parallèle à la montée élastique, sa pente est donc **exactement** égale au module d'Young E .
- Elle rejoint l'axe $\sigma = 0$ en l'abscisse ε_p : le taux de déformation réel permanent.

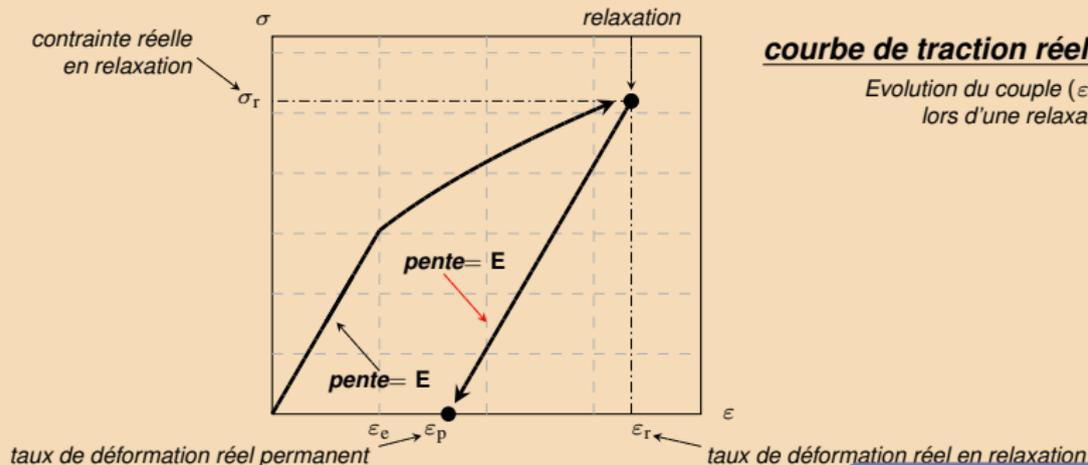


courbe de traction réelle :

Evolution du couple (ε, σ)
lors d'une relaxation.

2.4.1 Relaxation - déformation permanente

- Dans l'exp. de traction, on appelle **relaxation** le fait de laisser revenir la force (donc la contrainte réelle) à zéro.
- On observe que le point (ε, σ) représentatif de l'état de l'échantillon retourne sur l'axe $\sigma = 0$ en **ligne droite**. Cette ligne droite est parallèle à la montée élastique, sa pente est donc **exactement** égale au module d'Young E .
- Elle rejoint l'axe $\sigma = 0$ en l'abscisse ε_p : le taux de déformation réel permanent.



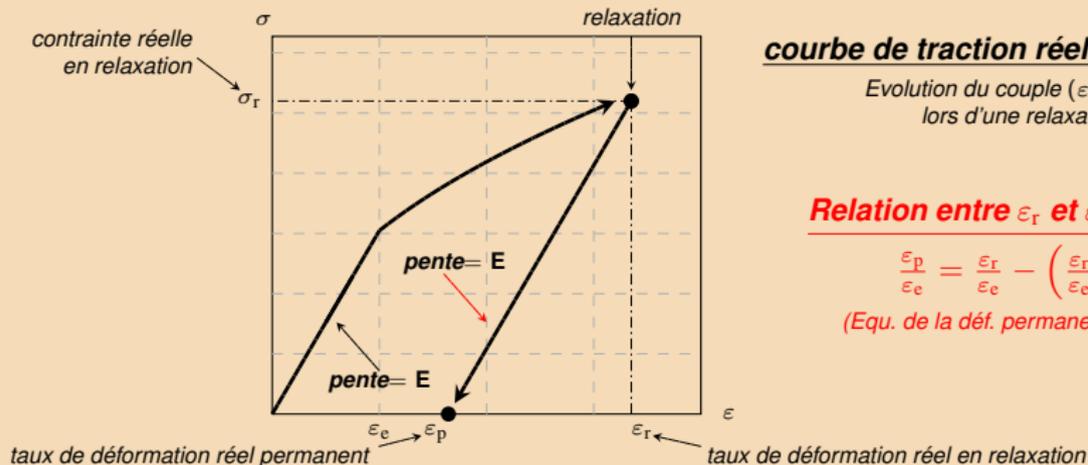
courbe de traction réelle :

Evolution du couple (ε, σ)
lors d'une relaxation.

▶ Exo 2, série 1 : anticipation des retraits

2.4.1 Relaxation - déformation permanente

- Dans l'exp. de traction, on appelle **relaxation** le fait de laisser revenir la force (donc la contrainte réelle) à zéro.
- On observe que le point (ϵ, σ) représentatif de l'état de l'échantillon retourne sur l'axe $\sigma = 0$ en **ligne droite**. Cette ligne droite est parallèle à la montée élastique, sa pente est donc **exactement** égale au module d'Young E .
- Elle rejoint l'axe $\sigma = 0$ en l'abscisse ϵ_p : le taux de déformation réel permanent.



courbe de traction réelle :

Evolution du couple (ϵ, σ)
lors d'une relaxation.

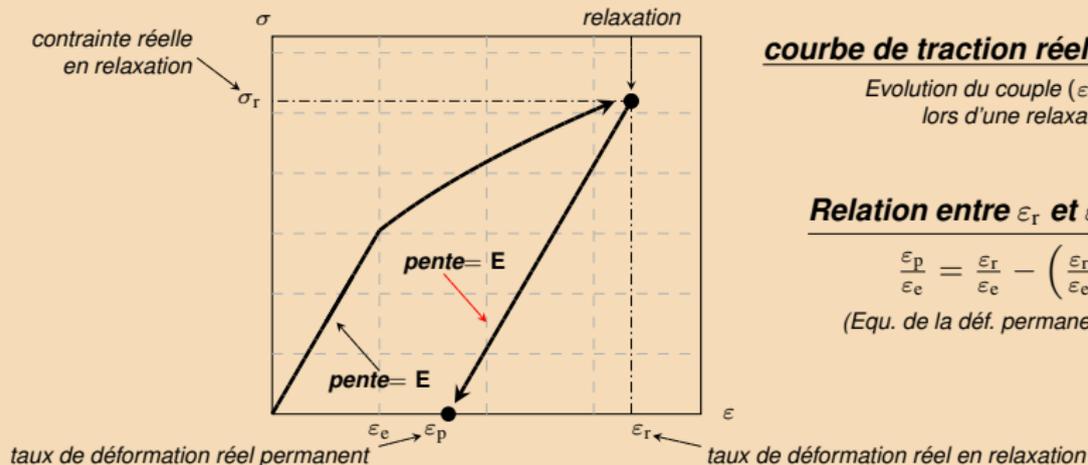
Relation entre ϵ_r et ϵ_p :

$$\frac{\epsilon_p}{\epsilon_e} = \frac{\epsilon_r}{\epsilon_e} - \left(\frac{\epsilon_r}{\epsilon_e} \right)^n$$

(Equ. de la déf. permanente)

2.4.1 Relaxation - déformation permanente

- Dans l'exp. de traction, on appelle **relaxation** le fait de laisser revenir la force (donc la contrainte réelle) à zéro.
- On observe que le point (ε, σ) représentatif de l'état de l'échantillon retourne sur l'axe $\sigma = 0$ en **ligne droite**. Cette ligne droite est parallèle à la montée élastique, sa pente est donc **exactement** égale au module d'Young E .
- Elle rejoint l'axe $\sigma = 0$ en l'abscisse ε_p : le taux de déformation réel permanent.



courbe de traction réelle :

Evolution du couple (ε, σ)
lors d'une relaxation.

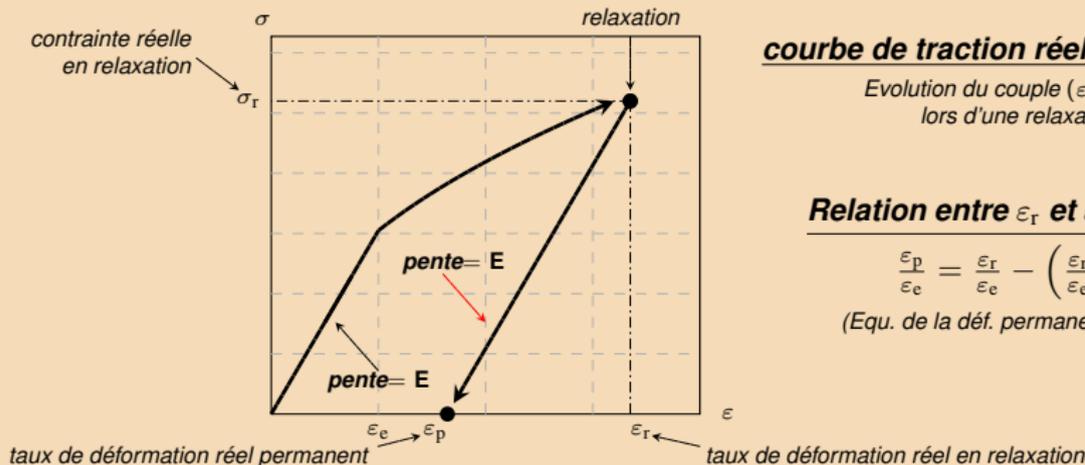
Relation entre ε_r et ε_p :

$$\frac{\varepsilon_p}{\varepsilon_e} = \frac{\varepsilon_r}{\varepsilon_e} - \left(\frac{\varepsilon_r}{\varepsilon_e} \right)^n$$

(Equ. de la déf. permanente)

2.4.1 Relaxation - déformation permanente

- Dans l'exp. de traction, on appelle **relaxation** le fait de laisser revenir la force (donc la contrainte réelle) à zéro.
- On observe que le point (ε, σ) représentatif de l'état de l'échantillon retourne sur l'axe $\sigma = 0$ en **ligne droite**. Cette ligne droite est parallèle à la montée élastique, sa pente est donc **exactement** égale au module d'Young E .
- Elle rejoint l'axe $\sigma = 0$ en l'abscisse ε_p : le taux de déformation réel permanent.



courbe de traction réelle :

Evolution du couple (ε, σ)
lors d'une relaxation.

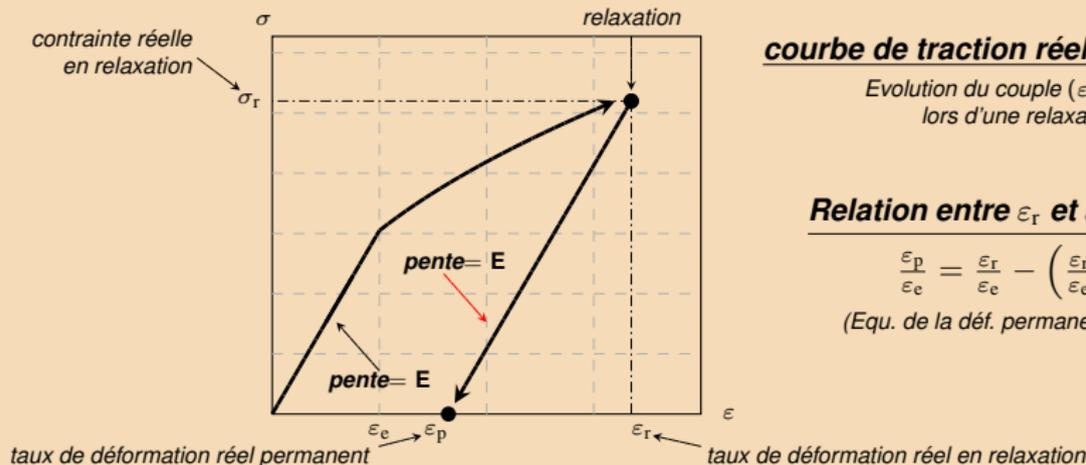
Relation entre ε_r et ε_p :

$$\frac{\varepsilon_p}{\varepsilon_e} = \frac{\varepsilon_r}{\varepsilon_e} - \left(\frac{\varepsilon_r}{\varepsilon_e} \right)^n$$

(Equ. de la déf. permanente)

2.4.1 Relaxation - déformation permanente

- Dans l'exp. de traction, on appelle **relaxation** le fait de laisser revenir la force (donc la contrainte réelle) à zéro.
- On observe que le point (ϵ, σ) représentatif de l'état de l'échantillon retourne sur l'axe $\sigma = 0$ en **ligne droite**. Cette ligne droite est parallèle à la montée élastique, sa pente est donc **exactement** égale au module d'Young E .
- Elle rejoint l'axe $\sigma = 0$ en l'abscisse ϵ_p : le taux de déformation réel permanent.



courbe de traction réelle :

Evolution du couple (ϵ, σ)
lors d'une relaxation.

Relation entre ϵ_r et ϵ_p :

$$\frac{\epsilon_p}{\epsilon_e} = \frac{\epsilon_r}{\epsilon_e} - \left(\frac{\epsilon_r}{\epsilon_e} \right)^n$$

(Equ. de la déf. permanente)

2.4.2 Ecrouissage - définition

- Une pièce ayant subi une traction jusqu'en zone plastique est dite **écrouie**.
- Si l'échantillon écroui subit une nouvelle exp. de traction, il revient à l'état de relaxation de façon **élastique**

2.4.2 Ecrouissage - définition

- Une pièce ayant subi une traction jusqu'en zone plastique est dite **écrouie**.
- Si l'échantillon écroui subit une nouvelle exp. de traction, il revient à l'état de relaxation de façon **élastique** puis son point représentatif dans le plan (ϵ, σ)

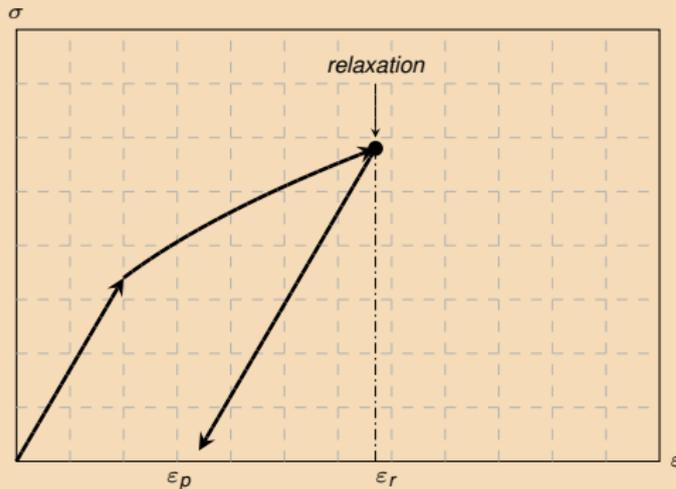


Fig.9 Reprise de l'exp. de traction après relaxation.

2.4.2 Ecrouissage - définition

- Une pièce ayant subi une traction jusqu'en zone plastique est dite **écrouie**.
- Si l'échantillon écroui subit une nouvelle exp. de traction, il revient à l'état de relaxation de façon **élastique** puis son point représentatif dans le plan (ϵ, σ) passe dans la zone de travail jusqu'à la limite d'élasticité.

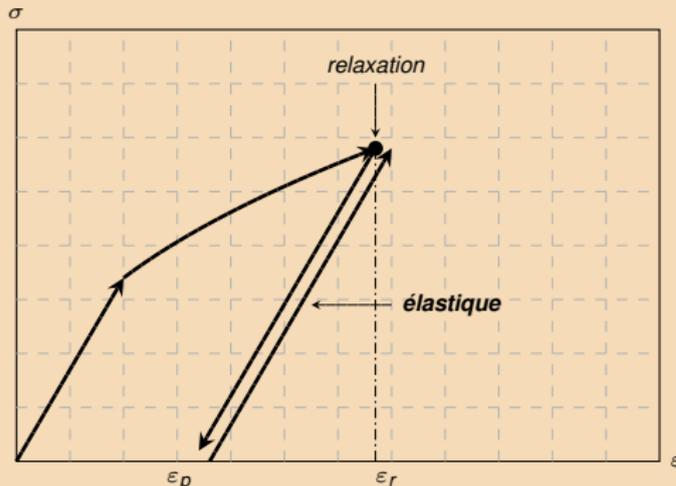


Fig.9 Reprise de l'exp. de traction après relaxation.

2.4.2 Ecrouissage - définition

- Une pièce ayant subi une traction jusqu'en zone plastique est dite **écrouie**.
- Si l'échantillon écroui subit une nouvelle exp. de traction, il revient à l'état de relaxation de façon **élastique** puis son point représentatif dans le plan (ϵ, σ) dessine la courbe qu'il aurait dessinée si la relaxation n'avait pas eu lieu.

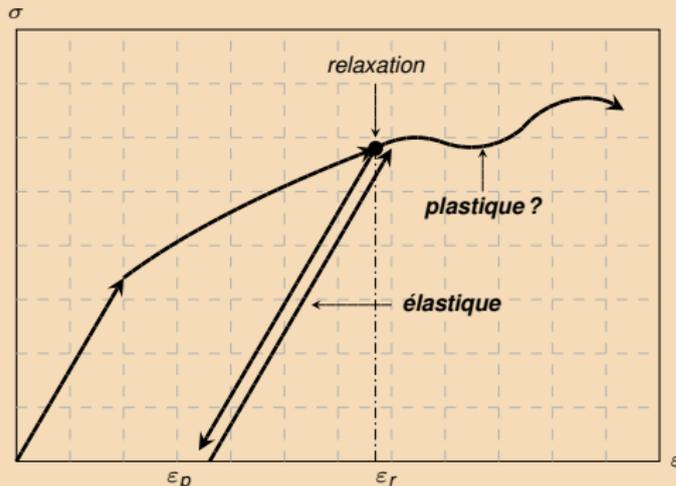


Fig.9 Reprise de l'exp. de traction après relaxation.

2.4.2 Ecrouissage - définition

- Une pièce ayant subi une traction jusqu'en zone plastique est dite **écrouie**.
- Si l'échantillon écroui subit une nouvelle exp. de traction, il revient à l'état de relaxation de façon **élastique** puis son point représentatif dans le plan (ϵ, σ) dessine la courbe qu'il aurait dessiné si la relaxation n'avait pas eu lieu.

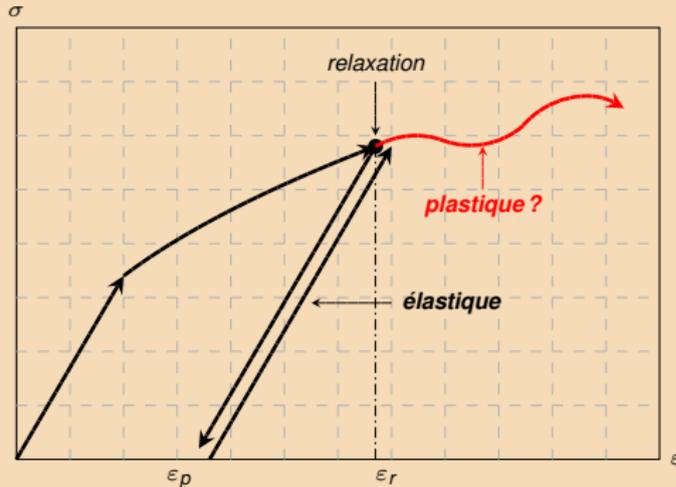


Fig.9 Reprise de l'exp. de traction après relaxation.

2.4.2 Ecrouissage - définition

- Une pièce ayant subi une traction jusqu'en zone plastique est dite **écrouie**.
- Si l'échantillon écroui subit une nouvelle exp. de traction, il revient à l'état de relaxation de façon **élastique** puis son point représentatif dans le plan (ϵ, σ) dessine la courbe qu'il aurait dessiné si la relaxation n'avait pas eu lieu.

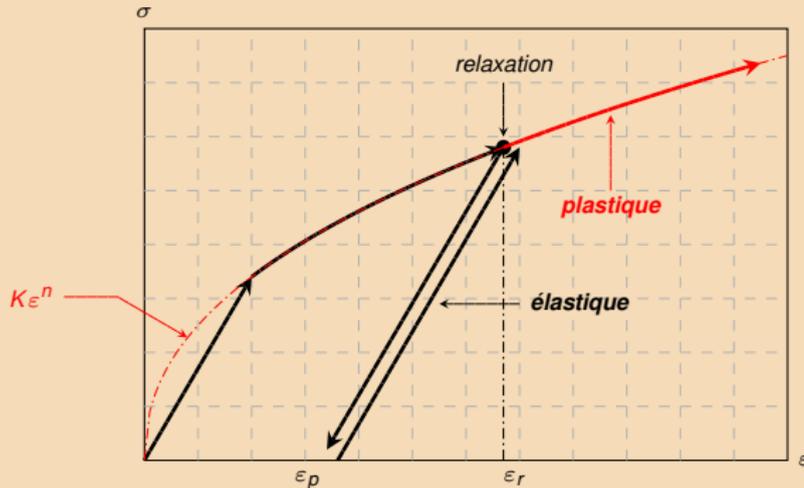


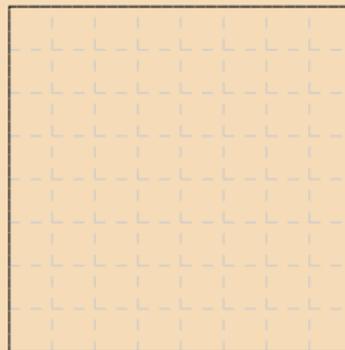
Fig.9 Reprise de l'exp. de traction après relaxation.

2.4.3 Contrainte de traction ultime

- Dans une expérience de traction, il existe un taux de déformation réel ϵ_{ult} , appelé **taux de déformation réel en rupture**, à partir duquel l'échantillon se casse. La contrainte réelle mesurée à ce moment-là est la **contrainte de traction ultime (réelle)**. Elle est notée σ_{ult} .
- Depuis la situation de rupture, la relaxation amène l'échantillon à un état de déformation permanente caractérisé par le taux réel :

- Le taux $\epsilon_{p,ult}$ est ainsi le **plus grand taux de déformation qu'on peut induire de façon permanente dans un échantillon !**

σ, Pa

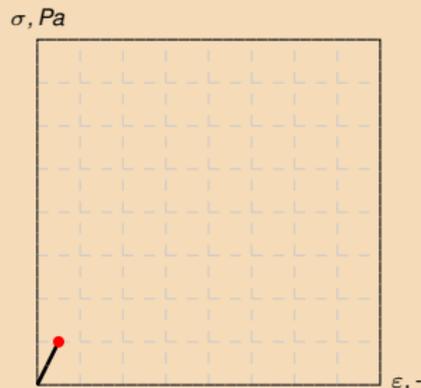


$\epsilon, -$

2.4.3 Contrainte de traction ultime

- Dans une expérience de traction, il existe un taux de déformation réel ϵ_{ult} , appelé **taux de déformation réel en rupture**, à partir duquel l'échantillon se casse. La contrainte réelle mesurée à ce moment-là est la **contrainte de traction ultime (réelle)**. Elle est notée σ_{ult} .
- Depuis la situation de rupture, la relaxation amène l'échantillon à un état de déformation permanente caractérisé par le taux réel :

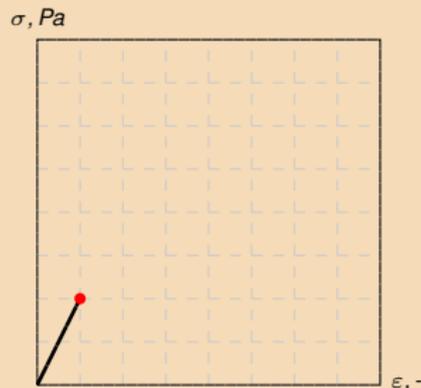
- Le taux $\epsilon_{p,ult}$ est ainsi le **plus grand taux de déformation qu'on peut induire de façon permanente dans un échantillon !**



2.4.3 Contrainte de traction ultime

- Dans une expérience de traction, il existe un taux de déformation réel ϵ_{ult} , appelé **taux de déformation réel en rupture**, à partir duquel l'échantillon se casse. La contrainte réelle mesurée à ce moment-là est la **contrainte de traction ultime (réelle)**. Elle est notée σ_{ult} .
- Depuis la situation de rupture, la relaxation amène l'échantillon à un état de déformation permanente caractérisé par le taux réel :

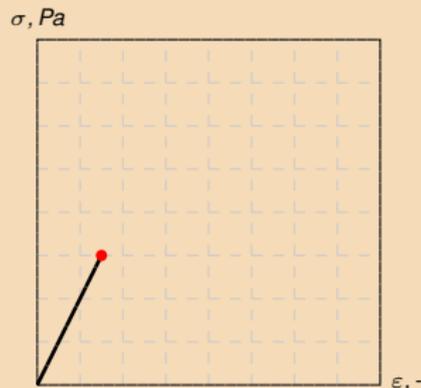
- Le taux $\epsilon_{p,ult}$ est ainsi le **plus grand taux de déformation qu'on peut induire de façon permanente dans un échantillon !**



2.4.3 Contrainte de traction ultime

- Dans une expérience de traction, il existe un taux de déformation réel ϵ_{ult} , appelé **taux de déformation réel en rupture**, à partir duquel l'échantillon se casse. La contrainte réelle mesurée à ce moment-là est la **contrainte de traction ultime (réelle)**. Elle est notée σ_{ult} .
- Depuis la situation de rupture, la relaxation amène l'échantillon à un état de déformation permanente caractérisé par le taux réel :

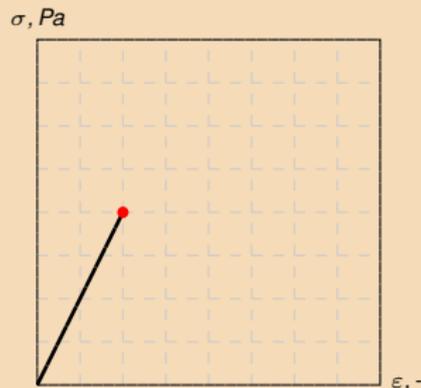
- Le taux $\epsilon_{p,ult}$ est ainsi le **plus grand taux de déformation qu'on peut induire de façon permanente dans un échantillon !**



2.4.3 Contrainte de traction ultime

- Dans une expérience de traction, il existe un taux de déformation réel ϵ_{ult} , appelé **taux de déformation réel en rupture**, à partir duquel l'échantillon se casse. La contrainte réelle mesurée à ce moment-là est la **contrainte de traction ultime (réelle)**. Elle est notée σ_{ult} .
- Depuis la situation de rupture, la relaxation amène l'échantillon à un état de déformation permanente caractérisé par le taux réel :

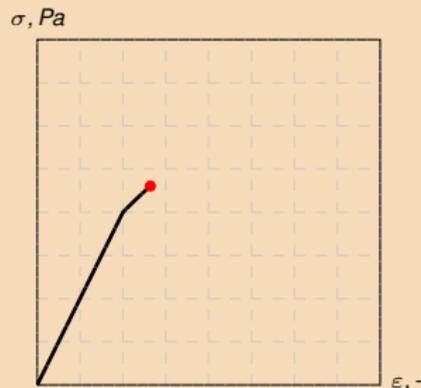
- Le taux $\epsilon_{p,ult}$ est ainsi le **plus grand taux de déformation qu'on peut induire de façon permanente dans un échantillon !**



2.4.3 Contrainte de traction ultime

- Dans une expérience de traction, il existe un taux de déformation réel ϵ_{ult} , appelé **taux de déformation réel en rupture**, à partir duquel l'échantillon se casse. La contrainte réelle mesurée à ce moment-là est la **contrainte de traction ultime (réelle)**. Elle est notée σ_{ult} .
- Depuis la situation de rupture, la relaxation amène l'échantillon à un état de déformation permanente caractérisé par le taux réel :

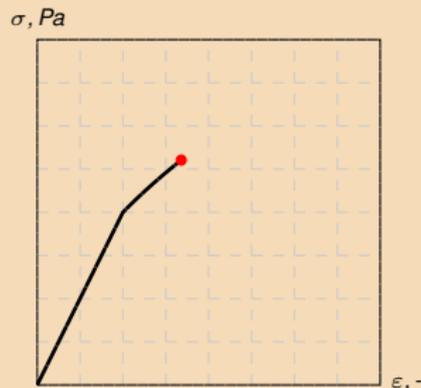
- Le taux $\epsilon_{p,ult}$ est ainsi le **plus grand taux de déformation qu'on peut induire de façon permanente dans un échantillon !**



2.4.3 Contrainte de traction ultime

- Dans une expérience de traction, il existe un taux de déformation réel ϵ_{ult} , appelé **taux de déformation réel en rupture**, à partir duquel l'échantillon se casse. La contrainte réelle mesurée à ce moment-là est la **contrainte de traction ultime (réelle)**. Elle est notée σ_{ult} .
- Depuis la situation de rupture, la relaxation amène l'échantillon à un état de déformation permanente caractérisé par le taux réel :

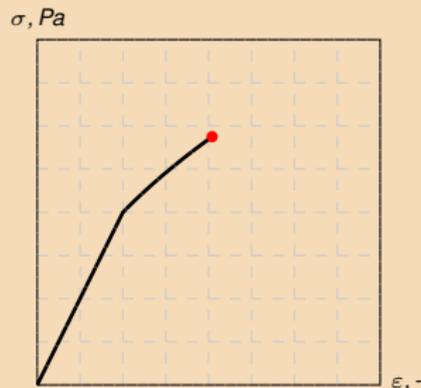
- Le taux $\epsilon_{p,ult}$ est ainsi le **plus grand taux de déformation qu'on peut induire de façon permanente dans un échantillon !**



2.4.3 Contrainte de traction ultime

- Dans une expérience de traction, il existe un taux de déformation réel ϵ_{ult} , appelé **taux de déformation réel en rupture**, à partir duquel l'échantillon se casse. La contrainte réelle mesurée à ce moment-là est la **contrainte de traction ultime (réelle)**. Elle est notée σ_{ult} .
- Depuis la situation de rupture, la relaxation amène l'échantillon à un état de déformation permanente caractérisé par le taux réel :

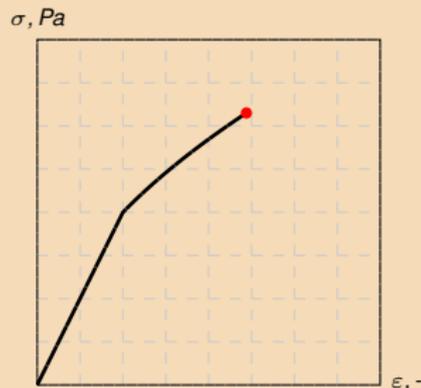
- Le taux $\epsilon_{p,ult}$ est ainsi le **plus grand taux de déformation qu'on peut induire de façon permanente dans un échantillon !**



2.4.3 Contrainte de traction ultime

- Dans une expérience de traction, il existe un taux de déformation réel ϵ_{ult} , appelé **taux de déformation réel en rupture**, à partir duquel l'échantillon se casse. La contrainte réelle mesurée à ce moment-là est la **contrainte de traction ultime (réelle)**. Elle est notée σ_{ult} .
- Depuis la situation de rupture, la relaxation amène l'échantillon à un état de déformation permanente caractérisé par le taux réel :

- Le taux $\epsilon_{p,ult}$ est ainsi le **plus grand taux de déformation qu'on peut induire de façon permanente dans un échantillon !**



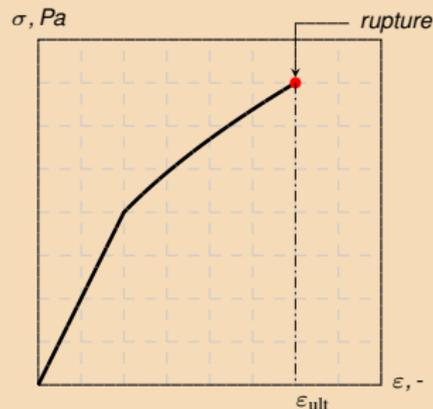
2.4.3 Contrainte de traction ultime

- Dans une expérience de traction, il existe un taux de déformation réel ϵ_{ult} , appelé **taux de déformation réel en rupture**, à partir duquel l'échantillon se casse. La contrainte réelle mesurée à ce moment-là est la **contrainte de traction ultime (réelle)**. Elle est notée σ_{ult} .
- Depuis la situation de rupture, la relaxation amène l'échantillon à un état de déformation permanente caractérisé par le taux réel :

$$\epsilon_{p,ult} = \epsilon_{ult} - \epsilon_{rel}$$

(23)

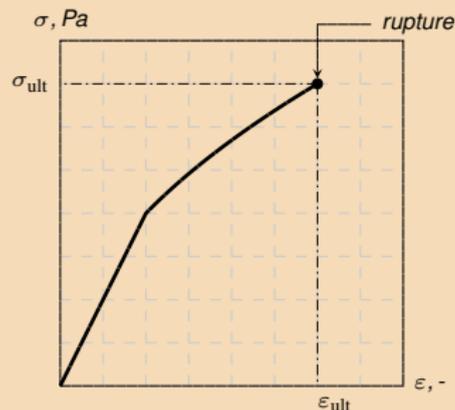
- Le taux $\epsilon_{p,ult}$ est ainsi le **plus grand taux de déformation qu'on peut induire de façon permanente dans un échantillon !**



2.4.3 Contrainte de traction ultime

- Dans une expérience de traction, il existe un taux de déformation réel ϵ_{ult} , appelé **taux de déformation réel en rupture**, à partir duquel l'échantillon se casse. La contrainte réelle mesurée à ce moment-là est la **contrainte de traction ultime (réelle)**. Elle est notée σ_{ult} .
- Depuis la situation de rupture, la relaxation amène l'échantillon à un état de déformation permanente caractérisé par le taux réel :

- Le taux $\epsilon_{p,ult}$ est ainsi le **plus grand taux de déformation qu'on peut induire de façon permanente dans un échantillon !**

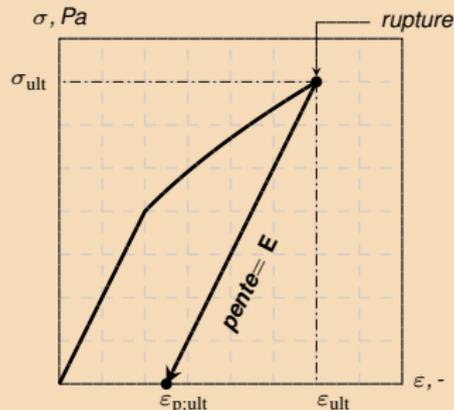


2.4.3 Contrainte de traction ultime

- Dans une expérience de traction, il existe un taux de déformation réel ϵ_{ult} , appelé **taux de déformation réel en rupture**, à partir duquel l'échantillon se casse. La contrainte réelle mesurée à ce moment-là est la **contrainte de traction ultime (réelle)**. Elle est notée σ_{ult} .
- Depuis la situation de rupture, la relaxation amène l'échantillon à un état de déformation permanente caractérisé par le taux réel :

$$\epsilon_{p;ult} = \epsilon_{ult} - \epsilon_e^{1-n} \epsilon_{ult}^n \quad (20)$$

- Le taux $\epsilon_{p;ult}$ est ainsi le **plus grand taux de déformation qu'on peut induire de façon permanente dans un échantillon !**

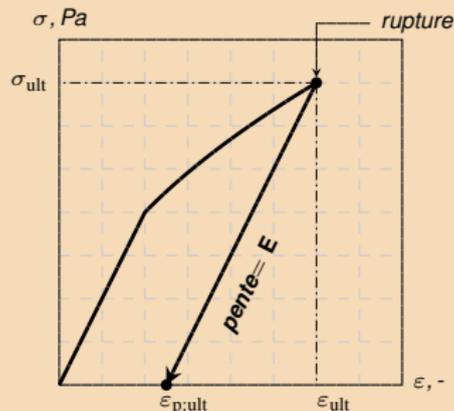


2.4.3 Contrainte de traction ultime

- Dans une expérience de traction, il existe un taux de déformation réel ε_{ult} , appelé **taux de déformation réel en rupture**, à partir duquel l'échantillon se casse. La contrainte réelle mesurée à ce moment-là est la **contrainte de traction ultime (réelle)**. Elle est notée σ_{ult} .
- Depuis la situation de rupture, la relaxation amène l'échantillon à un état de déformation permanente caractérisé par le taux réel :

$$\varepsilon_{\text{p;ult}} = \varepsilon_{\text{ult}} - \varepsilon_e^{1-n} \varepsilon_{\text{ult}}^n \quad (20)$$

- Le taux $\varepsilon_{\text{p;ult}}$ est ainsi le **plus grand taux de déformation** qu'on peut induire de façon **permanente** dans un échantillon !



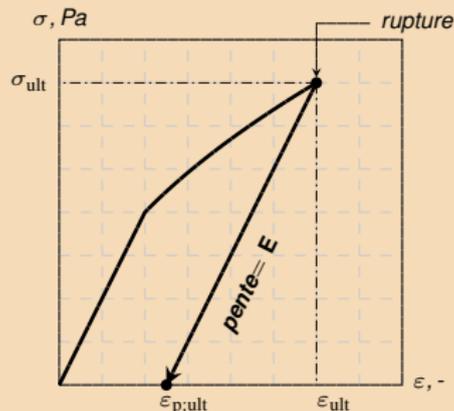
2.4.3 Contrainte de traction ultime

- Dans une expérience de traction, il existe un taux de déformation réel ε_{ult} , appelé **taux de déformation réel en rupture**, à partir duquel l'échantillon se casse. La contrainte réelle mesurée à ce moment-là est la **contrainte de traction ultime (réelle)**. Elle est notée σ_{ult} .
- Depuis la situation de rupture, la relaxation amène l'échantillon à un état de déformation permanente caractérisé par le taux réel :

$$\varepsilon_{\text{p;ult}} = \varepsilon_{\text{ult}} - \varepsilon_e^{1-n} \varepsilon_{\text{ult}}^n \quad (20)$$

- Le taux $\varepsilon_{\text{p;ult}}$ est ainsi le **plus grand taux de déformation** qu'on peut induire de façon **permanente** dans un échantillon !

ATTENTION : Il ne faut pas confondre la contrainte de traction ultime σ_{ult} et la résistance R_m qui sera introduite au trspt. 2.6.1 et qui représente la force maximale qu'un échantillon de traction de section initiale unité peut supporter sans rompre (cf. trspt. 2.6.3).



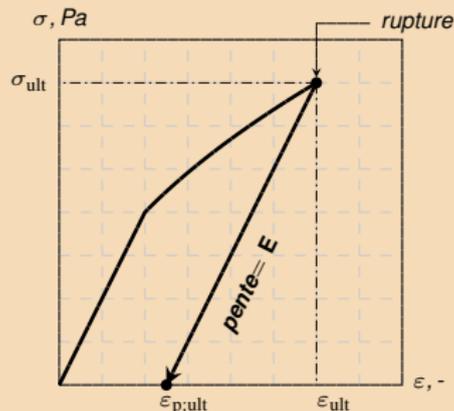
2.4.3 Contrainte de traction ultime

- Dans une expérience de traction, il existe un taux de déformation réel ε_{ult} , appelé **taux de déformation réel en rupture**, à partir duquel l'échantillon se casse. La contrainte réelle mesurée à ce moment-là est la **contrainte de traction ultime (réelle)**. Elle est notée σ_{ult} .
- Depuis la situation de rupture, la relaxation amène l'échantillon à un état de déformation permanente caractérisé par le taux réel :

$$\varepsilon_{p;ult} = \varepsilon_{ult} - \varepsilon_e^{1-n} \varepsilon_{ult}^n \quad (20)$$

- Le taux $\varepsilon_{p;ult}$ est ainsi le **plus grand taux de déformation** qu'on peut induire de façon **permanente** dans un échantillon !

ATTENTION : Il ne faut pas confondre la contrainte de traction ultime σ_{ult} et la résistance R_m qui sera introduite au trspt. 2.6.1 et qui représente la force maximale qu'un échantillon de traction de section initiale unité peut supporter sans rompre (cf. trspt. 2.6.3).



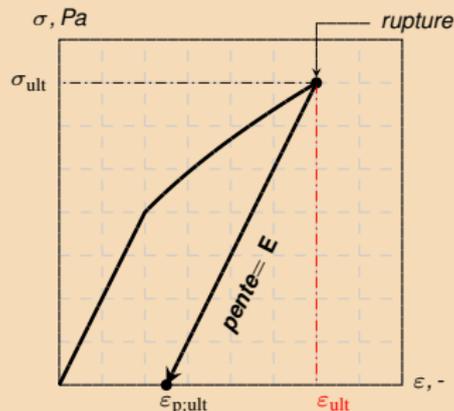
2.4.3 Contrainte de traction ultime

- Dans une expérience de traction, il existe un taux de déformation réel ε_{ult} , appelé **taux de déformation réel en rupture**, à partir duquel l'échantillon se casse. La contrainte réelle mesurée à ce moment-là est la **contrainte de traction ultime (réelle)**. Elle est notée σ_{ult} .
- Depuis la situation de rupture, la relaxation amène l'échantillon à un état de déformation permanente caractérisé par le taux réel :

$$\varepsilon_{\text{p;ult}} = \varepsilon_{\text{ult}} - \varepsilon_e^{1-n} \varepsilon_{\text{ult}}^n \quad (20)$$

- Le taux $\varepsilon_{\text{p;ult}}$ est ainsi le **plus grand taux de déformation** qu'on peut induire de façon **permanente** dans un échantillon !

ATTENTION : Il ne faut pas confondre la contrainte de traction ultime σ_{ult} et la résistance R_m qui sera introduite au trspt. 2.6.1 et qui représente la force maximale qu'un échantillon de traction de section initiale unité peut supporter sans rompre (cf. trspt. 2.6.3).



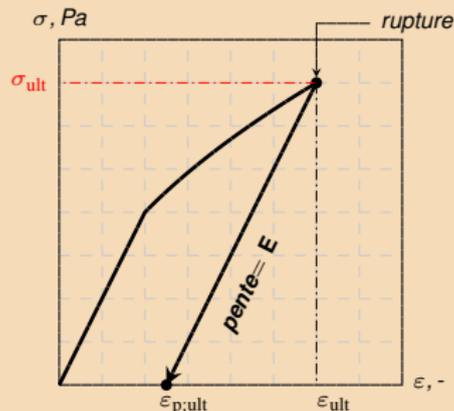
2.4.3 Contrainte de traction ultime

- Dans une expérience de traction, il existe un taux de déformation réel ε_{ult} , appelé **taux de déformation réel en rupture**, à partir duquel l'échantillon se casse. La contrainte réelle mesurée à ce moment-là est la **contrainte de traction ultime (réelle)**. Elle est notée σ_{ult} .
- Depuis la situation de rupture, la relaxation amène l'échantillon à un état de déformation permanente caractérisé par le taux réel :

$$\varepsilon_{\text{p;ult}} = \varepsilon_{\text{ult}} - \varepsilon_e^{1-n} \varepsilon_{\text{ult}}^n \quad (20)$$

- Le taux $\varepsilon_{\text{p;ult}}$ est ainsi le **plus grand taux de déformation** qu'on peut induire de façon **permanente** dans un échantillon !

ATTENTION : Il ne faut pas confondre la contrainte de traction ultime σ_{ult} et la résistance R_m qui sera introduite au trspt. 2.6.1 et qui représente la force maximale qu'un échantillon de traction de section initiale unité peut supporter sans rompre (cf. trspt. 2.6.3).



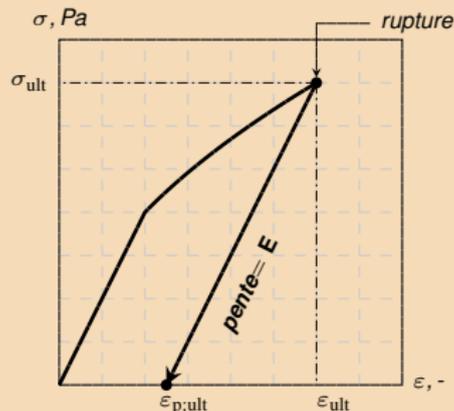
2.4.3 Contrainte de traction ultime

- Dans une expérience de traction, il existe un taux de déformation réel ε_{ult} , appelé **taux de déformation réel en rupture**, à partir duquel l'échantillon se casse. La contrainte réelle mesurée à ce moment-là est la **contrainte de traction ultime (réelle)**. Elle est notée σ_{ult} .
- Depuis la situation de rupture, la relaxation amène l'échantillon à un état de déformation permanente caractérisé par le taux réel :

$$\varepsilon_{\text{p;ult}} = \varepsilon_{\text{ult}} - \varepsilon_e^{1-n} \varepsilon_{\text{ult}}^n \quad (20)$$

- Le taux $\varepsilon_{\text{p;ult}}$ est ainsi le **plus grand taux de déformation** qu'on peut induire de façon **permanente** dans un échantillon !

ATTENTION : Il ne faut pas confondre la contrainte de traction ultime σ_{ult} et la résistance R_m qui sera introduite au trspt. 2.6.1 et qui représente la force maximale qu'un échantillon de traction de section initiale unité peut supporter sans rompre (cf. trspt. 2.6.3).



► Exo 3, série 1 : notion de déformabilité en élasticité/plasticité, calcul des forces

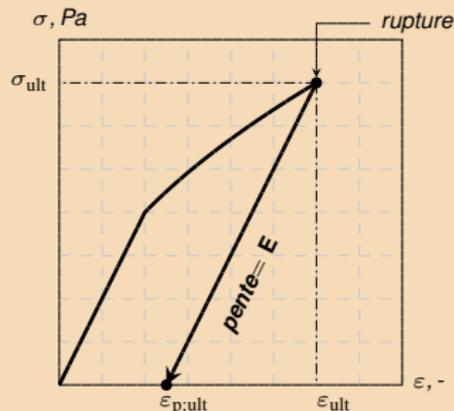
2.4.3 Contrainte de traction ultime

- Dans une expérience de traction, il existe un taux de déformation réel ε_{ult} , appelé **taux de déformation réel en rupture**, à partir duquel l'échantillon se casse. La contrainte réelle mesurée à ce moment-là est la **contrainte de traction ultime (réelle)**. Elle est notée σ_{ult} .
- Depuis la situation de rupture, la relaxation amène l'échantillon à un état de déformation permanente caractérisé par le taux réel :

$$\varepsilon_{p;ult} = \varepsilon_{ult} - \varepsilon_e^{1-n} \varepsilon_{ult}^n \quad (20)$$

- Le taux $\varepsilon_{p;ult}$ est ainsi le **plus grand taux de déformation** qu'on peut induire de façon **permanente** dans un échantillon !

ATTENTION : Il ne faut pas confondre la contrainte de traction ultime σ_{ult} et la résistance R_m qui sera introduite au trspt. 2.6.1 et qui représente la force maximale qu'un échantillon de traction de section initiale unité peut supporter sans rompre (cf. trspt. 2.6.3).



► Exo 1, série 2 : anticipation du rebond et nécessité du recuit

5. Variation des dimensions latérales en plasticité
6. La force de traction et la contrainte nominale
7. L'inversion de la fonction de traction, applications

2.5.1 Variation des dimensions latérales en plasticité

- En régime élastique, les variations des dimensions latérales et du volume de l'échantillon obéissent aux lois de Poisson (13), (14) et (15) :

$$\begin{aligned}r &= r_0 e^{-\nu \varepsilon} \\S &= S_0 e^{-2\nu \varepsilon} \\V &= V_0 e^{(1-2\nu)\varepsilon}\end{aligned}$$

- En régime plastique et à l'instar de la loi de Hooke (12), ces lois ne sont plus valables.
- Elles vont être remplacées par les équations de Considère (ou de Hencky dans certains cas).



Armand Considère
(1841-1914)



Heinrich Hencky
(1885-1951)

2.5.1 Variation des dimensions latérales en plasticité

- *En régime élastique, les variations des dimensions latérales et du volume de l'échantillon obéissent aux lois de Poisson (13), (14) et (15) :*

$$\begin{aligned}r &= r_0 e^{-\nu \varepsilon} \\S &= S_0 e^{-2\nu \varepsilon} \\V &= V_0 e^{(1-2\nu)\varepsilon}\end{aligned}$$

- *En régime plastique et à l'instar de la loi de Hooke (12), ces lois ne sont plus valables.*
- *Elles vont être remplacées par les équations de Considère (ou de Hencky dans certains cas).*



Armand Considère
(1841-1914)



Heinrich Hencky
(1885-1951)

2.5.2 Théorie de Considère en plasticité

- La théorie de Considère repose sur l'hypothèse que le volume de l'échantillon ne change plus dès lors qu'il a atteint la plasticité, autrement dit :

$$V = V_e, \quad \varepsilon \geq \varepsilon_e, \quad (21)$$

avec V_e , le volume en limite élastique .

- La conclusion de (21) est que

$$\frac{V}{V_0} = \frac{V_e}{V_0} \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (22)$$

2.5.2 Théorie de Considère en plasticité

- *La théorie de Considère repose sur l'hypothèse que le volume de l'échantillon ne change plus dès lors qu'il a atteint la plasticité, autrement dit :*

$$V = V_e, \quad \varepsilon \geq \varepsilon_e, \quad (21)$$

avec V_e , le volume en limite élastique .

- *La conclusion de (21) est que*

$$\frac{V}{V_0} = \frac{V_e}{V_0} \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (22)$$

2.5.2 Théorie de Considère en plasticité

- La théorie de Considère repose sur l'hypothèse que le volume de l'échantillon ne change plus dès lors qu'il a atteint la plasticité, autrement dit :

$$V = V_e, \quad \varepsilon \geq \varepsilon_e, \quad (21)$$

avec $V_e = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e} V_0$, le volume en limite élastique (15).

- La conclusion de (21) est que

$$\frac{V}{V_0} = \frac{V_e}{V_0} \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (22)$$

2.5.2 Théorie de Considère en plasticité

- La théorie de Considère repose sur l'hypothèse que le volume de l'échantillon ne change plus dès lors qu'il a atteint la plasticité, autrement dit :

$$V = V_e, \quad \varepsilon \geq \varepsilon_e, \quad (21)$$

avec $V_e = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e} V_0$, le volume en limite élastique (15).

- La conclusion de (21) est que

$$\frac{V}{V_0} = \frac{V_e}{V_0} = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (22)$$

$$\frac{S}{S_0} = \frac{V}{V_0} \times \frac{l_0}{l} \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (23)$$

$$\frac{r}{r_0} = \left(\frac{S}{S_0} \right)^{\frac{1}{2}} \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (24)$$

2.5.2 Théorie de Considère en plasticité

- La théorie de Considère repose sur l'hypothèse que le volume de l'échantillon ne change plus dès lors qu'il a atteint la plasticité, autrement dit :

$$V = V_e, \quad \varepsilon \geq \varepsilon_e, \quad (21)$$

avec $V_e = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e} V_0$, le volume en limite élastique (15).

- La conclusion de (21) est que

$$\frac{V}{V_0} = \frac{V_e}{V_0} = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (22)$$

$$\frac{S}{S_0} = \frac{V}{V_0} \times \frac{l_0}{l} \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (23)$$

$$\frac{r}{r_0} = \left(\frac{S}{S_0} \right)^{\frac{1}{2\nu}} \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (24)$$

2.5.2 Théorie de Considère en plasticité

- La théorie de Considère repose sur l'hypothèse que le volume de l'échantillon ne change plus dès lors qu'il a atteint la plasticité, autrement dit :

$$V = V_e, \quad \varepsilon \geq \varepsilon_e, \quad (21)$$

avec $V_e = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e} V_0$, le volume en limite élastique (15).

- La conclusion de (21) est que

$$\frac{V}{V_0} = \frac{V_e}{V_0} = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (22)$$

$$\frac{S}{S_0} = \frac{V}{V_0} \times \frac{l_0}{l} \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (23)$$

$$\frac{r}{r_0} = \left(\frac{S}{S_0} \right)^{\frac{1}{2}} \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (24)$$

2.5.2 Théorie de Considère en plasticité

- La théorie de Considère repose sur l'hypothèse que le volume de l'échantillon ne change plus dès lors qu'il a atteint la plasticité, autrement dit :

$$V = V_e, \quad \varepsilon \geq \varepsilon_e, \quad (21)$$

avec $V_e = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e} V_0$, le volume en limite élastique (15).

- La conclusion de (21) est que

$$\frac{V}{V_0} = \frac{V_e}{V_0} = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (22)$$

$$\frac{S}{S_0} = \frac{V}{V_0} \times \frac{l_0}{l} \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (23)$$

$$\frac{r}{r_0} = \left(\frac{S}{S_0} \right)^{\frac{1}{2}} \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (24)$$

2.5.2 Théorie de Considère en plasticité

- La théorie de Considère repose sur l'hypothèse que le volume de l'échantillon ne change plus dès lors qu'il a atteint la plasticité, autrement dit :

$$V = V_e, \quad \varepsilon \geq \varepsilon_e, \quad (21)$$

avec $V_e = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e} V_0$, le volume en limite élastique (15).

- La conclusion de (21) est que

$$\frac{V}{V_0} = \frac{V_e}{V_0} = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (22)$$

$$\frac{S}{S_0} = \frac{V}{V_0} \times \frac{l_0}{l} = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (23)$$

$$\frac{r}{r_0} = \left(\frac{S}{S_0} \right)^{\frac{1}{2}}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (24)$$

2.5.2 Théorie de Considère en plasticité

- La théorie de Considère repose sur l'hypothèse que le volume de l'échantillon ne change plus dès lors qu'il a atteint la plasticité, autrement dit :

$$V = V_e, \quad \varepsilon \geq \varepsilon_e, \quad (21)$$

avec $V_e = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e} V_0$, le volume en limite élastique (15).

- La conclusion de (21) est que

$$\frac{V}{V_0} = \frac{V_e}{V_0} = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (22)$$

$$\frac{S}{S_0} = \frac{V}{V_0} \times \frac{l_0}{l} = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (23)$$

$$\frac{r}{r_0} = \left(\frac{S}{S_0} \right)^{\frac{1}{2}}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (24)$$

2.5.2 Théorie de Considère en plasticité

- La théorie de Considère repose sur l'hypothèse que le volume de l'échantillon ne change plus dès lors qu'il a atteint la plasticité, autrement dit :

$$V = V_e, \quad \varepsilon \geq \varepsilon_e, \quad (21)$$

avec $V_e = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e} V_0$, le volume en limite élastique (15).

- La conclusion de (21) est que

$$\frac{V}{V_0} = \frac{V_e}{V_0} = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (22)$$

$$\frac{S}{S_0} = \frac{V}{V_0} \times \frac{l_0}{l} = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (23)$$

$$\frac{r}{r_0} = \left(\frac{S}{S_0} \right)^{\frac{1}{2}}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (24)$$

2.5.2 Théorie de Considère en plasticité

- La théorie de Considère repose sur l'hypothèse que le volume de l'échantillon ne change plus dès lors qu'il a atteint la plasticité, autrement dit :

$$V = V_e, \quad \varepsilon \geq \varepsilon_e, \quad (21)$$

avec $V_e = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e} V_0$, le volume en limite élastique (15).

- La conclusion de (21) est que

$$\frac{V}{V_0} = \frac{V_e}{V_0} = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (22)$$

$$\frac{S}{S_0} = \frac{V}{V_0} \times \frac{l_0}{l} = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e} e^{-\varepsilon}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (23)$$

$$\frac{r}{r_0} = \left(\frac{S}{S_0} \right)^{\frac{1}{2\nu}}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (24)$$

2.5.2 Théorie de Considère en plasticité

- La théorie de Considère repose sur l'hypothèse que le volume de l'échantillon ne change plus dès lors qu'il a atteint la plasticité, autrement dit :

$$V = V_e, \quad \varepsilon \geq \varepsilon_e, \quad (21)$$

avec $V_e = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e} V_0$, le volume en limite élastique (15).

- La conclusion de (21) est que

$$\frac{V}{V_0} = \frac{V_e}{V_0} = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (22)$$

$$\frac{S}{S_0} = \frac{V}{V_0} \times \frac{l_0}{l} = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e} e^{-\varepsilon}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (23)$$

$$\frac{r}{r_0} = \left(\frac{S}{S_0} \right)^{\frac{1}{2\nu}}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (24)$$

2.5.2 Théorie de Considère en plasticité

- La théorie de Considère repose sur l'hypothèse que le volume de l'échantillon ne change plus dès lors qu'il a atteint la plasticité, autrement dit :

$$V = V_e, \quad \varepsilon \geq \varepsilon_e, \quad (21)$$

avec $V_e = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e} V_0$, le volume en limite élastique (15).

- La conclusion de (21) est que

$$\frac{V}{V_0} = \frac{V_e}{V_0} = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (22)$$

$$\frac{S}{S_0} = \frac{V}{V_0} \times \frac{l_0}{l} = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e} e^{-\varepsilon}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (23)$$

$$\frac{r}{r_0} = \left(\frac{S}{S_0} \right)^{\frac{1}{2\nu}} \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (24)$$

2.5.2 Théorie de Considère en plasticité

- La théorie de Considère repose sur l'hypothèse que le volume de l'échantillon ne change plus dès lors qu'il a atteint la plasticité, autrement dit :

$$V = V_e, \quad \varepsilon \geq \varepsilon_e, \quad (21)$$

avec $V_e = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e} V_0$, le volume en limite élastique (15).

- La conclusion de (21) est que

$$\frac{V}{V_0} = \frac{V_e}{V_0} = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (22)$$

$$\frac{S}{S_0} = \frac{V}{V_0} \times \frac{l_0}{l} = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e - \varepsilon} \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (23)$$

$$\frac{r}{r_0} = \left(\frac{S}{S_0} \right)^{\frac{1}{2\nu}} \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (24)$$

2.5.2 Théorie de Considère en plasticité

- La théorie de Considère repose sur l'hypothèse que le volume de l'échantillon ne change plus dès lors qu'il a atteint la plasticité, autrement dit :

$$V = V_e, \quad \varepsilon \geq \varepsilon_e, \quad (21)$$

avec $V_e = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e} V_0$, le volume en limite élastique (15).

- La conclusion de (21) est que

$$\frac{V}{V_0} = \frac{V_e}{V_0} = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (22)$$

$$\frac{S}{S_0} = \frac{V}{V_0} \times \frac{l_0}{l} = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e - \varepsilon} \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (23)$$

$$\frac{r}{r_0} = \left(\frac{S}{S_0} \right)^{\frac{1}{2\nu}} \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (24)$$

2.5.2 Théorie de Considère en plasticité

- La théorie de Considère repose sur l'hypothèse que le volume de l'échantillon ne change plus dès lors qu'il a atteint la plasticité, autrement dit :

$$V = V_e, \quad \varepsilon \geq \varepsilon_e, \quad (21)$$

avec $V_e = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e} V_0$, le volume en limite élastique (15).

- La conclusion de (21) est que

$$\frac{V}{V_0} = \frac{V_e}{V_0} = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (22)$$

$$\frac{S}{S_0} = \frac{V}{V_0} \times \frac{l_0}{l} = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e - \varepsilon} \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (23)$$

$$\frac{r}{r_0} = \left(\frac{S}{S_0} \right)^{\frac{1}{2}} = e^{(\frac{1}{2}-\nu)\varepsilon_e - \frac{1}{2}\varepsilon}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (24)$$

2.5.2 Théorie de Considère en plasticité

- La théorie de Considère repose sur l'hypothèse que le volume de l'échantillon ne change plus dès lors qu'il a atteint la plasticité, autrement dit :

$$V = V_e, \quad \varepsilon \geq \varepsilon_e, \quad (21)$$

avec $V_e = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e} V_0$, le volume en limite élastique (15).

- La conclusion de (21) est que

$$\frac{V}{V_0} = \frac{V_e}{V_0} = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (22)$$

$$\frac{S}{S_0} = \frac{V}{V_0} \times \frac{l_0}{l} = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e - \varepsilon} \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (23)$$

$$\frac{r}{r_0} = \left(\frac{S}{S_0} \right)^{\frac{1}{2}} = e^{\left(\frac{1}{2}-\nu\right)\varepsilon_e - \frac{1}{2}\varepsilon}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (24)$$

2.5.2 Théorie de Considère en plasticité

- La théorie de Considère repose sur l'hypothèse que le volume de l'échantillon ne change plus dès lors qu'il a atteint la plasticité, autrement dit :

$$V = V_e, \quad \varepsilon \geq \varepsilon_e, \quad (21)$$

avec $V_e = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e} V_0$, le volume en limite élastique (15).

- La conclusion de (21) est que

$$\frac{V}{V_0} = \frac{V_e}{V_0} = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (22)$$

$$\frac{S}{S_0} = \frac{V}{V_0} \times \frac{l_0}{l} = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e - \varepsilon} \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (23)$$

$$\frac{r}{r_0} = \left(\frac{S}{S_0} \right)^{\frac{1}{2}} = e^{(\frac{1}{2}-\nu)\varepsilon_e - \frac{1}{2}\varepsilon}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (24)$$

2.5.2 Théorie de Considère en plasticité

- La théorie de Considère repose sur l'hypothèse que le volume de l'échantillon ne change plus dès lors qu'il a atteint la plasticité, autrement dit :

$$V = V_e, \quad \varepsilon \geq \varepsilon_e, \quad (21)$$

avec $V_e = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e} V_0$, le volume en limite élastique (15).

- La conclusion de (21) est que

$$\frac{V}{V_0} = \frac{V_e}{V_0} = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (22)$$

$$\frac{S}{S_0} = \frac{V}{V_0} \times \frac{l_0}{l} = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e - \varepsilon} \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (23)$$

$$\frac{r}{r_0} = \left(\frac{S}{S_0} \right)^{\frac{1}{2}} = e^{(\frac{1}{2}-\nu)\varepsilon_e - \frac{1}{2}\varepsilon}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (24)$$

2.5.2 Théorie de Considère en plasticité

- La théorie de Considère repose sur l'hypothèse que le volume de l'échantillon ne change plus dès lors qu'il a atteint la plasticité, autrement dit :

$$V = V_e, \quad \varepsilon \geq \varepsilon_e, \quad (21)$$

avec $V_e = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e} V_0$, le volume en limite élastique (15).

- La conclusion de (21) est que

$$\frac{V}{V_0} = \frac{V_e}{V_0} = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (22)$$

$$\frac{S}{S_0} = \frac{V}{V_0} \times \frac{l_0}{l} = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e - \varepsilon} \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (23)$$

$$\frac{r}{r_0} = \left(\frac{S}{S_0} \right)^{\frac{1}{2}} = e^{(\frac{1}{2}-\nu)\varepsilon_e - \frac{1}{2}\varepsilon}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (24)$$

► Formules de Considère aux tableaux

2.5.2 Théorie de Considère en plasticité

- La théorie de Considère repose sur l'hypothèse que le volume de l'échantillon ne change plus dès lors qu'il a atteint la plasticité, autrement dit :

$$V = V_e, \quad \varepsilon \geq \varepsilon_e, \quad (21)$$

avec $V_e = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e} V_0$, le volume en limite élastique (15).

- La conclusion de (21) est que

$$\frac{V}{V_0} = \frac{V_e}{V_0} = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (22)$$

$$\frac{S}{S_0} = \frac{V}{V_0} \times \frac{l_0}{l} = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e - \varepsilon} \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (23)$$

$$\frac{r}{r_0} = \left(\frac{S}{S_0} \right)^{\frac{1}{2}} = e^{\left(\frac{1}{2}-\nu\right)\varepsilon_e - \frac{1}{2}\varepsilon}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e \quad (24)$$

Exo 4, Série 2 : application de la théorie de Considère

2.5.3 Inconsistance de la Théorie de Considère

- *La Théorie de Considère est en réalité inconsistante. Elle prédit en effet qu'un échantillon soumis à un cycle d'écroutissage et de relaxation diminue de volume (cf. exos) :*

$$V_p < V_0.$$

et même que l'échantillon disparaît si on répète ce cycle indéfiniment :

$$V_0 \rightarrow 0.$$



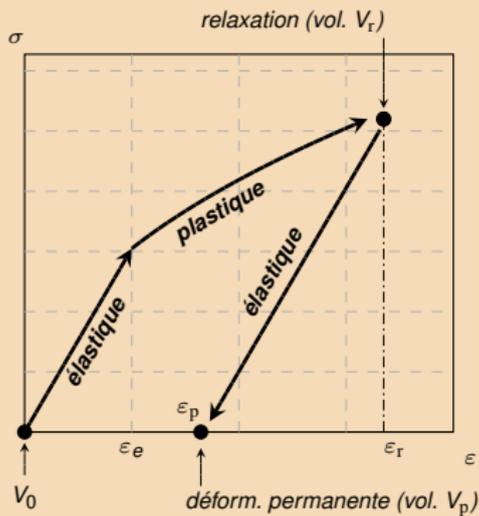
2.5.3 Inconsistance de la Théorie de Considère

- *La Théorie de Considère est en réalité inconsistante. Elle prédit en effet qu'un échantillon soumis à un cycle d'écroutissage et de relaxation diminue de volume (cf. exos) :*

$$V_p < V_0.$$

et même que l'échantillon disparaît si on répète ce cycle indéfiniment :

$$V_0 \rightarrow 0.$$



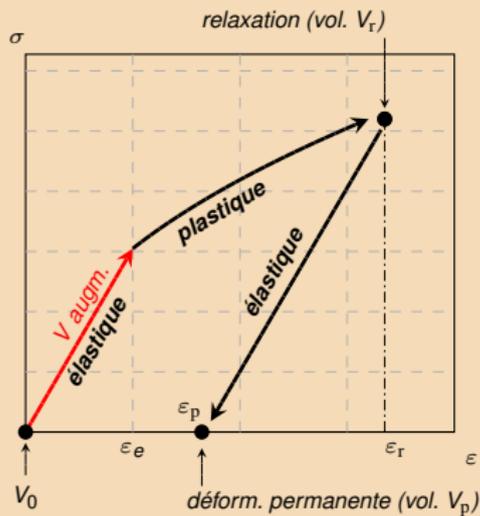
2.5.3 Inconsistance de la Théorie de Considère

- *La Théorie de Considère est en réalité inconsistante. Elle prédit en effet qu'un échantillon soumis à un cycle d'écroutissage et de relaxation diminue de volume (cf. exos) :*

$$V_p < V_0.$$

et même que l'échantillon disparaît si on répète ce cycle indéfiniment :

$$V_0 \rightarrow 0.$$



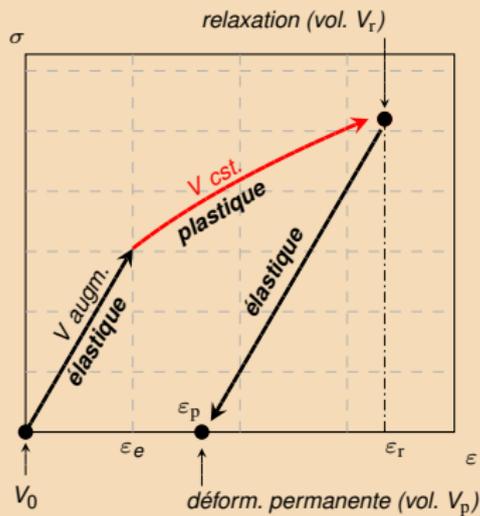
2.5.3 Inconsistance de la Théorie de Considère

- *La Théorie de Considère est en réalité inconsistante. Elle prédit en effet qu'un échantillon soumis à un cycle d'écroutissage et de relaxation diminue de volume (cf. exos) :*

$$V_p < V_0.$$

et même que l'échantillon disparaît si on répète ce cycle indéfiniment :

$$V_0 \rightarrow 0.$$



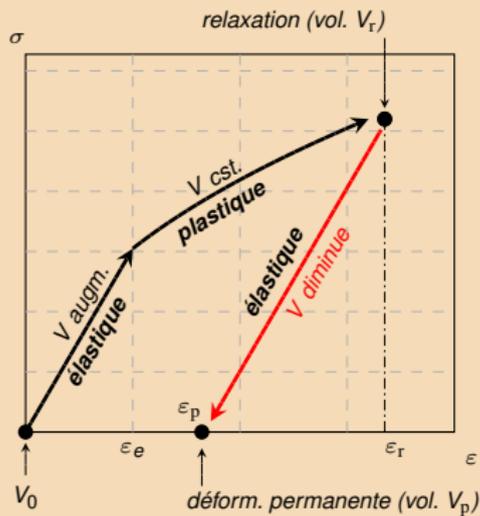
2.5.3 Inconsistance de la Théorie de Considère

- *La Théorie de Considère est en réalité inconsistante. Elle prédit en effet qu'un échantillon soumis à un cycle d'écroutissage et de relaxation diminue de volume (cf. exos) :*

$$V_p < V_0.$$

et même que l'échantillon disparaît si on répète ce cycle indéfiniment :

$$V_0 \rightarrow 0.$$



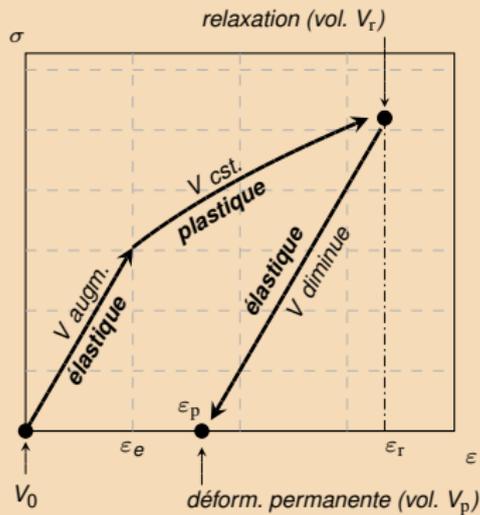
2.5.3 Inconsistance de la Théorie de Considère

- La Théorie de Considère est en réalité inconsistante. Elle prédit en effet qu'un échantillon soumis à un cycle d'écroutissage et de relaxation diminue de volume (cf. exos) :

$$V_p < V_0.$$

et même que l'échantillon disparaît si on répète ce cycle indéfiniment :

$$V_0 \rightarrow 0.$$



- Il faudrait remplacer les rel. (22)-(24) par des équations qui prédisent qu'un cycle écroutissage-relaxation **conserve** le volume de l'échantillon $V_p = V_0$.
- Ces équations sont celles de Hencky. Elles sont plus compliquées que celles de Considère.

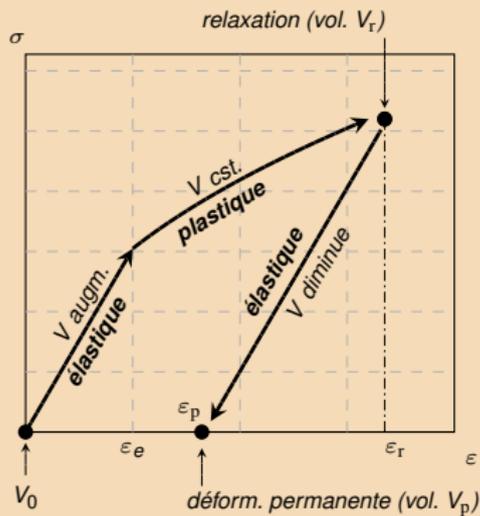
2.5.3 Inconsistance de la Théorie de Considère

- La Théorie de Considère est en réalité inconsistante. Elle prédit en effet qu'un échantillon soumis à un cycle d'écroutissage et de relaxation diminue de volume (cf. exos) :

$$V_p < V_0.$$

et même que l'échantillon disparaît si on répète ce cycle indéfiniment :

$$V_0 \rightarrow 0.$$



- Il faudrait remplacer les rel. (22)-(24) par des équations qui prédisent qu'un cycle écroutissage-relaxation **conserve** le volume de l'échantillon $V_p = V_0$.
- Ces équations sont celles de Hencky. Elles sont plus compliquées que celles de Considère or, pour un matériau standard ($n \simeq 0$ et $\nu \simeq \frac{1}{2}$), elles prédisent des comportements très voisins. En pratique, on appliquera donc (22)-(24).

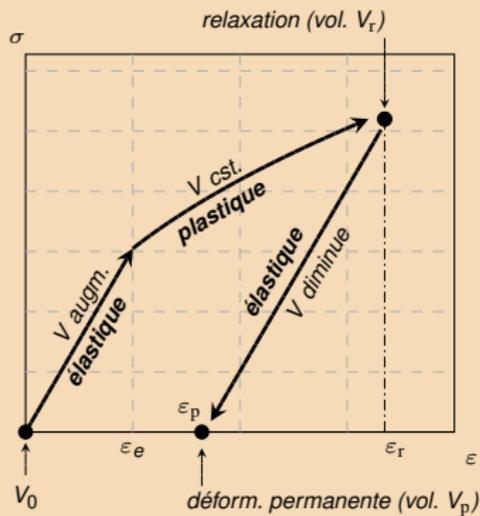
2.5.3 Inconsistance de la Théorie de Considère

- La Théorie de Considère est en réalité inconsistante. Elle prédit en effet qu'un échantillon soumis à un cycle d'écroutissage et de relaxation diminue de volume (cf. exos) :

$$V_p < V_0.$$

et même que l'échantillon disparaît si on répète ce cycle indéfiniment :

$$V_0 \rightarrow 0.$$



- Il faudrait remplacer les rel. (22)-(24) par des équations qui prédisent qu'un cycle écroutissage-relaxation **conserve** le volume de l'échantillon $V_p = V_0$.
- Ces équations sont celles de Hencky. Elles sont plus compliquées que celles de Considère or, pour un matériau standard ($n \simeq 0$ et $\nu \simeq \frac{1}{2}$), elles prédisent des comportements très voisins. En pratique, on appliquera donc (22)-(24).

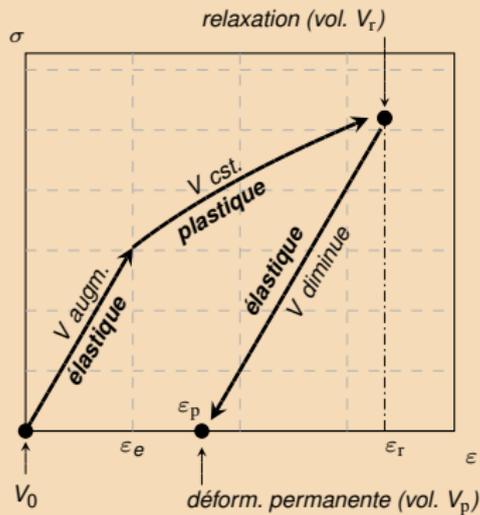
2.5.3 Inconsistance de la Théorie de Considère

- La Théorie de Considère est en réalité inconsistante. Elle prédit en effet qu'un échantillon soumis à un cycle d'écroutissage et de relaxation diminue de volume (cf. exos) :

$$V_p < V_0.$$

et même que l'échantillon disparaît si on répète ce cycle indéfiniment :

$$V_0 \rightarrow 0.$$



- Il faudrait remplacer les rel. (22)-(24) par des équations qui prédisent qu'un cycle écroutissage-relaxation **conserve** le volume de l'échantillon $V_p = V_0$.
- Ces équations sont celles de Hencky. Elles sont plus compliquées que celles de Considère or, pour un matériau standard ($n \simeq 0$ et $\nu \simeq \frac{1}{2}$), elles prédisent des comportements très voisins. *En pratique, on appliquera donc (22)-(24).*

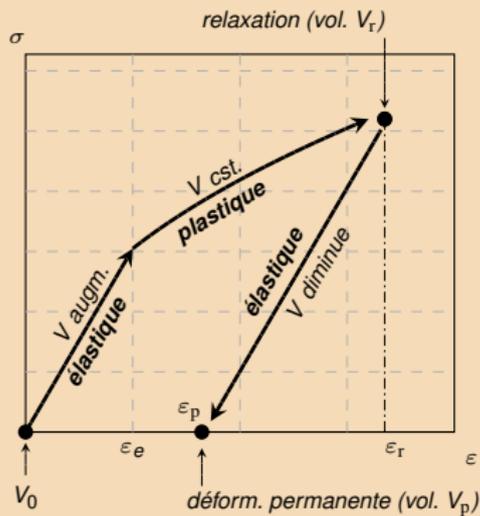
2.5.3 Inconsistance de la Théorie de Considère

- La Théorie de Considère est en réalité inconsistante. Elle prédit en effet qu'un échantillon soumis à un cycle d'écroutissage et de relaxation diminue de volume (cf. exos) :

$$V_p < V_0.$$

et même que l'échantillon disparaît si on répète ce cycle indéfiniment :

$$V_0 \rightarrow 0.$$



- Il faudrait remplacer les rel. (22)-(24) par des équations qui prédisent qu'un cycle écroutissage-relaxation **conserve** le volume de l'échantillon $V_p = V_0$.
- Ces équations sont celles de Hencky. Elles sont plus compliquées que celles de Considère or, pour un matériau standard ($n \simeq 0$ et $\nu \simeq \frac{1}{2}$), elles prédisent des comportements très voisins. En pratique, on appliquera donc (22)-(24).

2.6.1 Courbe de traction - (appr. de Considère)

- Les lois (Hooke, **Ludwik**¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S_0 :
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionnelle à S_0 : $F = S_0 [\sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)]$.
- Le rapport $R = F/S_0$ est appelé contrainte nominale : $R = \sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)$

1. La situation obtenue avec d'autres lois d'écroutissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice.

2.6.1 Courbe de traction - (appr. de Considère)

- Les lois (Hooke, **Ludwik**¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S_0 :
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionnelle à S_0 : $F = S_0 [\sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)]$.
- Le rapport $R = F/S_0$ est appelé contrainte nominale : $R = \sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)$

1. La situation obtenue avec d'autres lois d'écroutissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice.

2.6.1 Courbe de traction - (appr. de Considère)

- Les lois (Hooke, **Ludwik**¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S_0 : $\sigma = \sigma(\varepsilon)$ et $S = S_0 s(\varepsilon)$ avec $s(\varepsilon) = e^{-2\nu\varepsilon}$ ou bien $s(\varepsilon) = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e - \varepsilon}$.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionnelle à S_0 : $F = S_0 [\sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)]$.
- Le rapport $R = F/S_0$ est appelé contrainte nominale : $R = \sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)$

1. La situation obtenue avec d'autres lois d'écroutissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice.

2.6.1 Courbe de traction - (appr. de Considère)

- Les lois (Hooke, **Ludwik**¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S_0 : $\sigma = \sigma(\varepsilon)$ et $S = S_0 s(\varepsilon)$ avec $s(\varepsilon) = e^{-2\nu\varepsilon}$ ou bien $s(\varepsilon) = e^{(1-2\nu)\varepsilon - \varepsilon}$.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionnelle à S_0 : $F = S_0 [\sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)]$.
- Le rapport $R = F/S_0$ est appelé contrainte nominale : $R = \sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)$

1. La situation obtenue avec d'autres lois d'écroutissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice.

2.6.1 Courbe de traction - (appr. de Considère)

- Les lois (Hooke, **Ludwik**¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S_0 : $\sigma = \sigma(\varepsilon)$ et $S = S_0 s(\varepsilon)$ avec $s(\varepsilon) = e^{-2\nu\varepsilon}$ ou bien $s(\varepsilon) = e^{(1-2\nu)\varepsilon - \varepsilon}$.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionnelle à S_0 : $F = S_0 [\sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)]$.
- Le rapport $R = F/S_0$ est appelé contrainte nominale : $R = \sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)$

Normaliser F par rapport à S_0 est une bonne idée, on obtient une quantité ne dépendant que de ε !

1. La situation obtenue avec d'autres lois d'écroutissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice.

2.6.1 Courbe de traction - (appr. de Considère)

- Les lois (Hooke, **Ludwik**¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S_0 : $\sigma = \sigma(\varepsilon)$ et $S = S_0 s(\varepsilon)$ avec $s(\varepsilon) = e^{-2\nu\varepsilon}$ ou bien $s(\varepsilon) = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e - \varepsilon}$.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionnelle à S_0 : $F = S_0 [\sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)]$.
- Le rapport $R = F/S_0$ est appelé **contrainte nominale** : $R = \sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)$

► Contrainte et taux de déformation nominaux et réels

1. La situation obtenue avec d'autres lois d'écroutissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice.

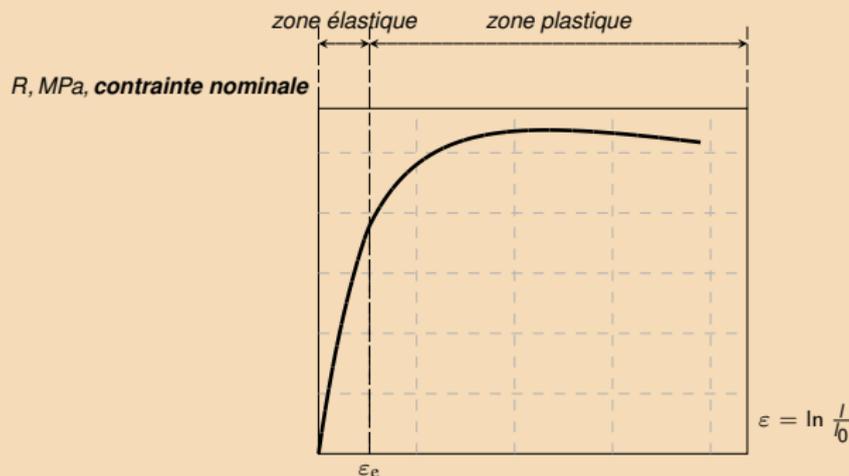
2.6.1 Courbe de traction - (appr. de Considère)

- Les lois (Hooke, **Ludwik**¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S_0 :
 $\sigma = \sigma(\varepsilon)$ et $S = S_0 s(\varepsilon)$ avec $s(\varepsilon) = e^{-2\nu\varepsilon}$ ou bien $s(\varepsilon) = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e - \varepsilon}$.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionnelle à S_0 : $F = S_0 [\sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)]$.
- Le rapport $R = F/S_0$ est appelé contrainte nominale : $R = \sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)$

1. La situation obtenue avec d'autres lois d'écroutissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice.

2.6.1 Courbe de traction - (appr. de Considère)

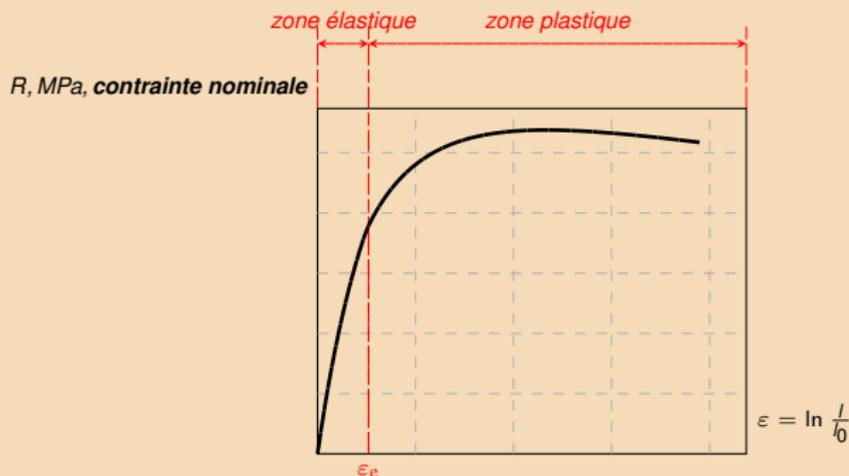
- Les lois (Hooke, **Ludwik**¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S_0 :
 $\sigma = \sigma(\varepsilon)$ et $S = S_0 s(\varepsilon)$ avec $s(\varepsilon) = e^{-2\nu\varepsilon}$ ou bien $s(\varepsilon) = e^{(1-2\nu)\varepsilon - \varepsilon}$.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionnelle à S_0 : $F = S_0 [\sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)]$.
- Le rapport $R = F/S_0$ est appelé contrainte nominale : $R = \sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)$



1. La situation obtenue avec d'autres lois d'écroutissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice.

2.6.1 Courbe de traction - (appr. de Considère)

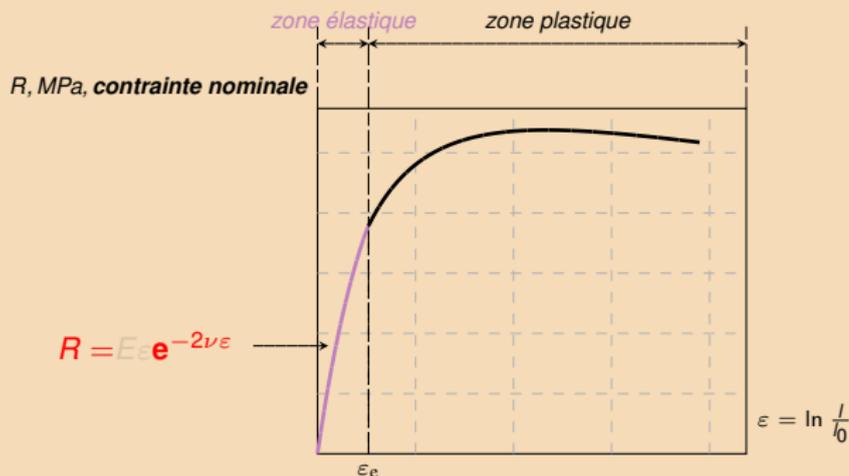
- Les lois (Hooke, **Ludwik**¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S_0 :
 $\sigma = \sigma(\varepsilon)$ et $S = S_0 s(\varepsilon)$ avec $s(\varepsilon) = e^{-2\nu\varepsilon}$ ou bien $s(\varepsilon) = e^{(1-2\nu)\varepsilon - \varepsilon}$.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionnelle à S_0 : $F = S_0 [\sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)]$.
- Le rapport $R = F/S_0$ est appelé contrainte nominale : $R = \sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)$



1. La situation obtenue avec d'autres lois d'écroutissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice.

2.6.1 Courbe de traction - (appr. de Considère)

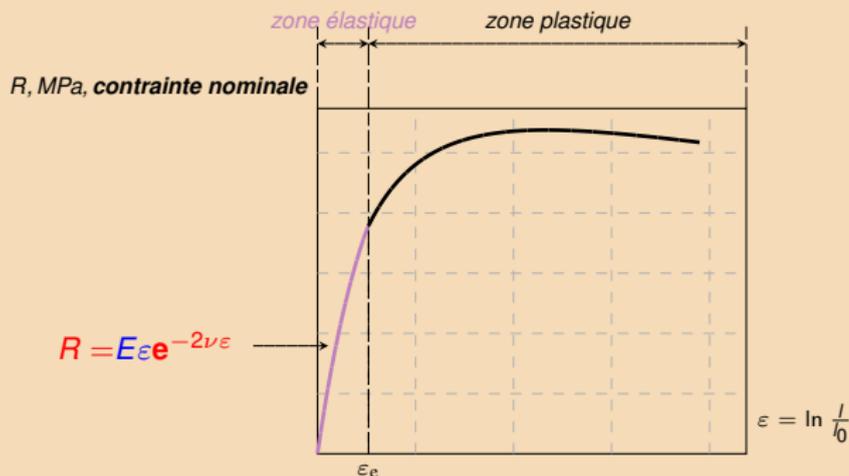
- Les lois (Hooke, **Ludwik**¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S_0 :
 $\sigma = \sigma(\varepsilon)$ et $S = S_0 s(\varepsilon)$ avec $s(\varepsilon) = e^{-2\nu\varepsilon}$ ou bien $s(\varepsilon) = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e - \varepsilon}$.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionnelle à S_0 : $F = S_0 [\sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)]$.
- Le rapport $R = F/S_0$ est appelé contrainte nominale : $R = \sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)$



1. La situation obtenue avec d'autres lois d'écroutissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice.

2.6.1 Courbe de traction - (appr. de Considère)

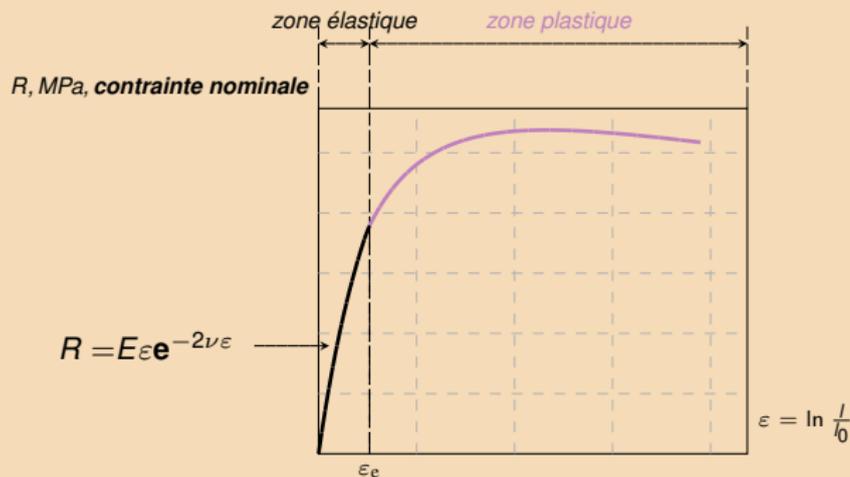
- Les lois (Hooke, **Ludwik**¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S_0 :
 $\sigma = \sigma(\varepsilon)$ et $S = S_0 s(\varepsilon)$ avec $s(\varepsilon) = e^{-2\nu\varepsilon}$ ou bien $s(\varepsilon) = e^{(1-2\nu)\varepsilon - \varepsilon}$.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionnelle à S_0 : $F = S_0 [\sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)]$.
- Le rapport $R = F/S_0$ est appelé contrainte nominale : $R = \sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)$



1. La situation obtenue avec d'autres lois d'écroutissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice.

2.6.1 Courbe de traction - (appr. de Considère)

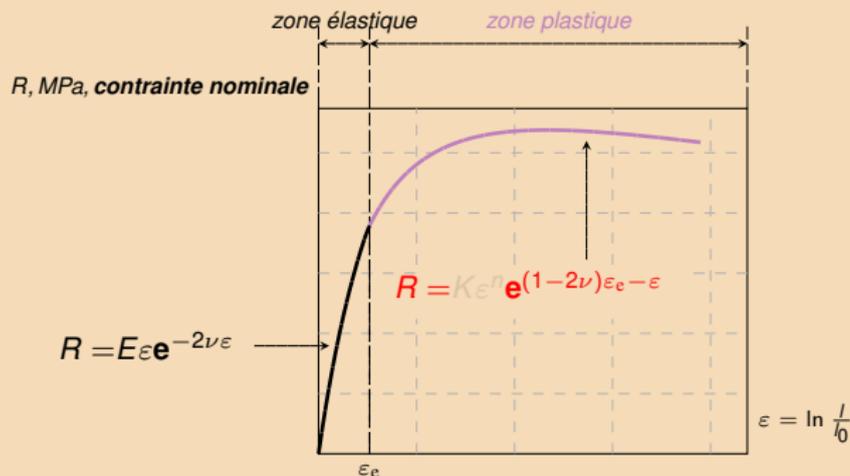
- Les lois (Hooke, **Ludwik**¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S_0 :
 $\sigma = \sigma(\varepsilon)$ et $S = S_0 s(\varepsilon)$ avec $s(\varepsilon) = e^{-2\nu\varepsilon}$ ou bien $s(\varepsilon) = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e - \varepsilon}$.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionnelle à S_0 : $F = S_0 [\sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)]$.
- Le rapport $R = F/S_0$ est appelé contrainte nominale : $R = \sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)$



1. La situation obtenue avec d'autres lois d'écroutissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice.

2.6.1 Courbe de traction - (appr. de Considère)

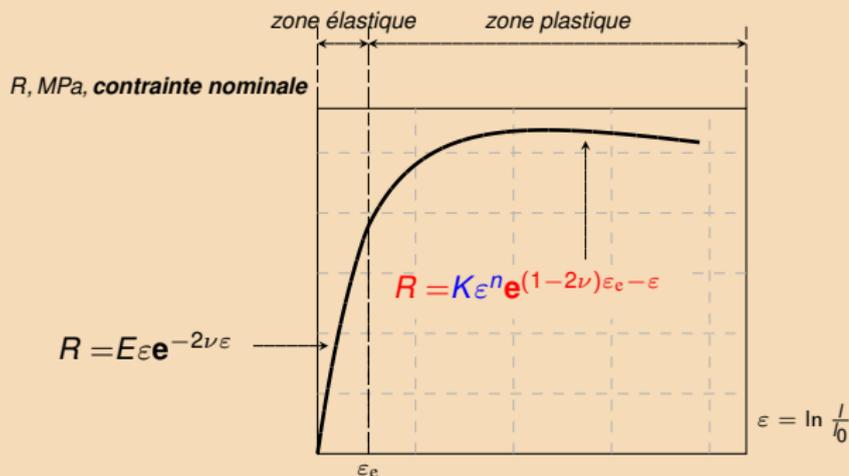
- Les lois (Hooke, **Ludwik**¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S_0 :
 $\sigma = \sigma(\varepsilon)$ et $S = S_0 s(\varepsilon)$ avec $s(\varepsilon) = e^{-2\nu\varepsilon}$ ou bien $s(\varepsilon) = e^{(1-2\nu)\varepsilon_c - \varepsilon}$.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionnelle à S_0 : $F = S_0 [\sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)]$.
- Le rapport $R = F/S_0$ est appelé contrainte nominale : $R = \sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)$



1. La situation obtenue avec d'autres lois d'écroutissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice.

2.6.1 Courbe de traction - (appr. de Considère)

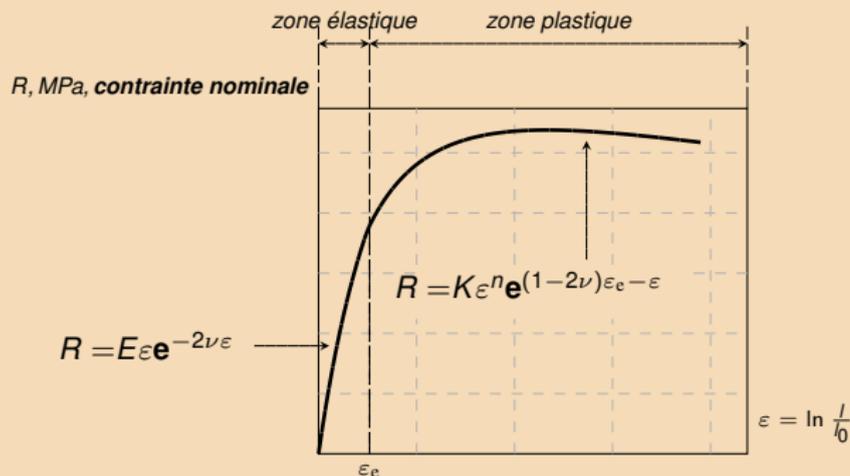
- Les lois (Hooke, **Ludwik**¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S_0 :
 $\sigma = \sigma(\varepsilon)$ et $S = S_0 s(\varepsilon)$ avec $s(\varepsilon) = e^{-2\nu\varepsilon}$ ou bien $s(\varepsilon) = e^{(1-2\nu)\varepsilon_c - \varepsilon}$.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionnelle à S_0 : $F = S_0 [\sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)]$.
- Le rapport $R = F/S_0$ est appelé contrainte nominale : $R = \sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)$



1. La situation obtenue avec d'autres lois d'écroutissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice.

2.6.1 Courbe de traction - (appr. de Considère)

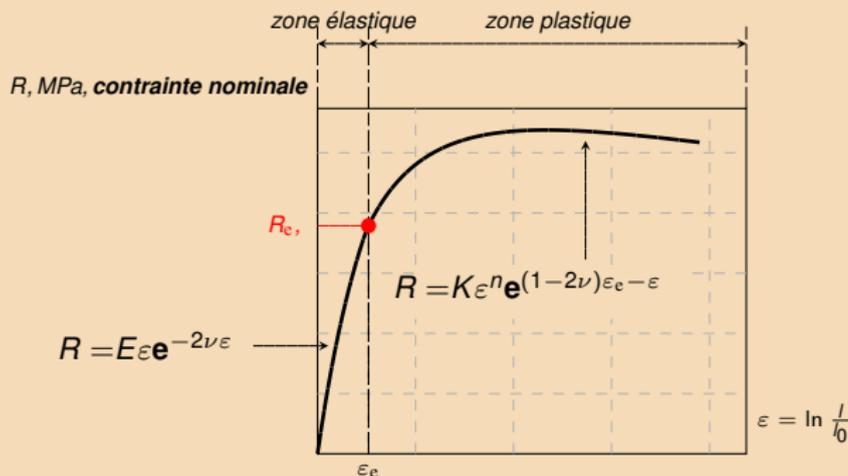
- Les lois (Hooke, **Ludwik**¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S_0 :
 $\sigma = \sigma(\varepsilon)$ et $S = S_0 s(\varepsilon)$ avec $s(\varepsilon) = e^{-2\nu\varepsilon}$ ou bien $s(\varepsilon) = e^{(1-2\nu)\varepsilon_c - \varepsilon}$.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionnelle à S_0 : $F = S_0 [\sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)]$.
- Le rapport $R = F/S_0$ est appelé contrainte nominale : $R = \sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)$



1. La situation obtenue avec d'autres lois d'écroutissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice.

2.6.1 Courbe de traction - (appr. de Considère)

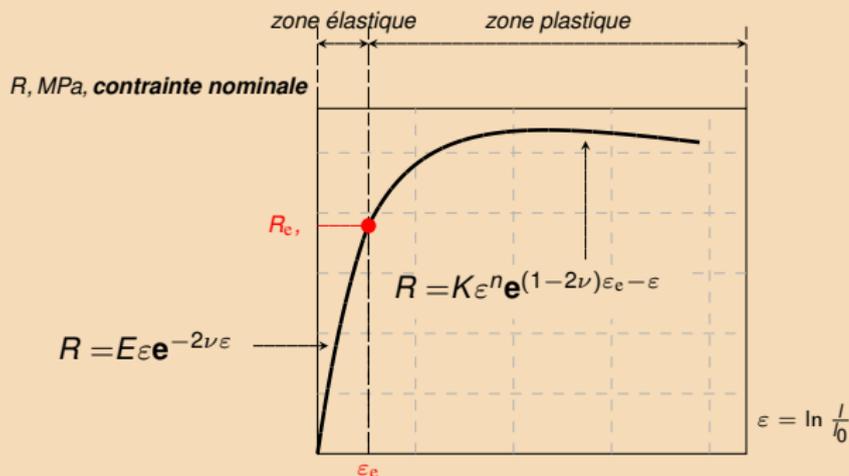
- Les lois (Hooke, **Ludwik**¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S_0 :
 $\sigma = \sigma(\varepsilon)$ et $S = S_0 s(\varepsilon)$ avec $s(\varepsilon) = e^{-2\nu\varepsilon}$ ou bien $s(\varepsilon) = e^{(1-2\nu)\varepsilon_c - \varepsilon}$.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionnelle à S_0 : $F = S_0 [\sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)]$.
- Le rapport $R = F/S_0$ est appelé contrainte nominale : $R = \sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)$



1. La situation obtenue avec d'autres lois d'écroutissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice.

2.6.1 Courbe de traction - (appr. de Considère)

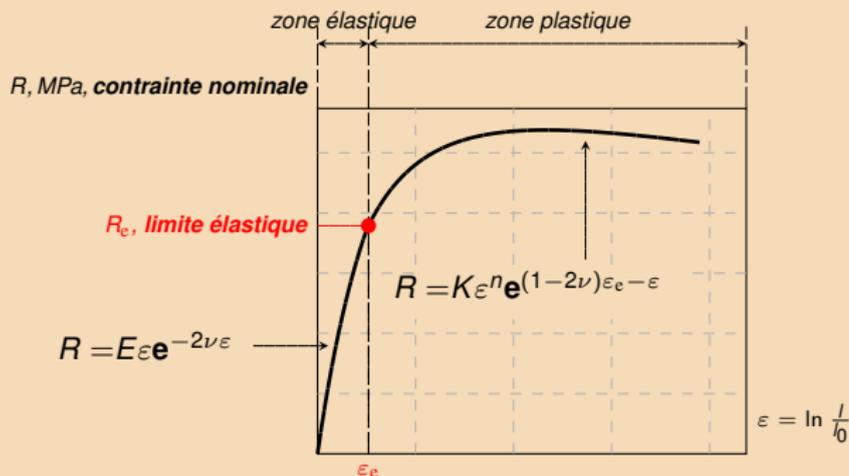
- Les lois (Hooke, **Ludwik**¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S_0 :
 $\sigma = \sigma(\varepsilon)$ et $S = S_0 s(\varepsilon)$ avec $s(\varepsilon) = e^{-2\nu\varepsilon}$ ou bien $s(\varepsilon) = e^{(1-2\nu)\varepsilon_c - \varepsilon}$.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionnelle à S_0 : $F = S_0 [\sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)]$.
- Le rapport $R = F/S_0$ est appelé contrainte nominale : $R = \sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)$



1. La situation obtenue avec d'autres lois d'écroutissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice.

2.6.1 Courbe de traction - (appr. de Considère)

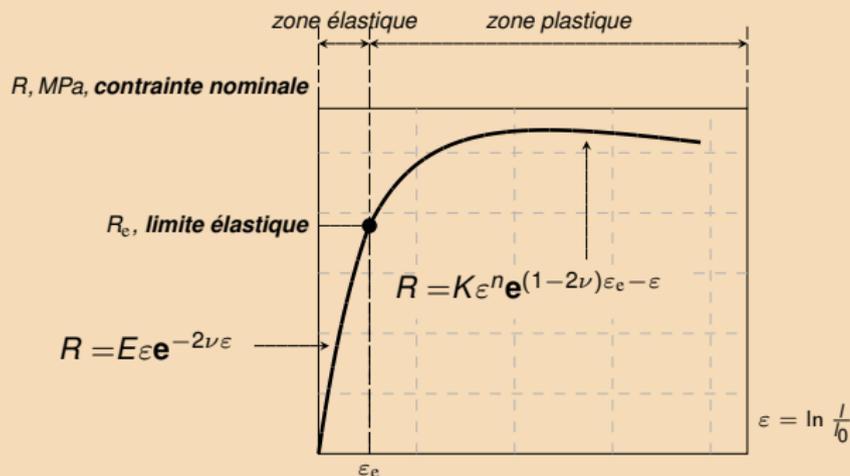
- Les lois (Hooke, **Ludwik**¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S_0 :
 $\sigma = \sigma(\varepsilon)$ et $S = S_0 s(\varepsilon)$ avec $s(\varepsilon) = e^{-2\nu\varepsilon}$ ou bien $s(\varepsilon) = e^{(1-2\nu)\varepsilon_c - \varepsilon}$.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionnelle à S_0 : $F = S_0 [\sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)]$.
- Le rapport $R = F/S_0$ est appelé contrainte nominale : $R = \sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)$



1. La situation obtenue avec d'autres lois d'écroutissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice.

2.6.1 Courbe de traction - (appr. de Considère)

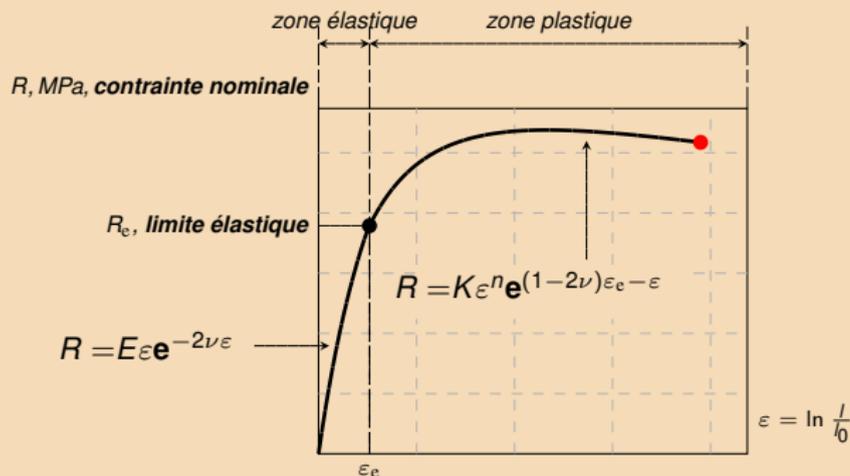
- Les lois (Hooke, **Ludwik**¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S_0 :
 $\sigma = \sigma(\varepsilon)$ et $S = S_0 s(\varepsilon)$ avec $s(\varepsilon) = e^{-2\nu\varepsilon}$ ou bien $s(\varepsilon) = e^{(1-2\nu)\varepsilon_c - \varepsilon}$.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionnelle à S_0 : $F = S_0 [\sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)]$.
- Le rapport $R = F/S_0$ est appelé contrainte nominale : $R = \sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)$



1. La situation obtenue avec d'autres lois d'écroutissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice.

2.6.1 Courbe de traction - (appr. de Considère)

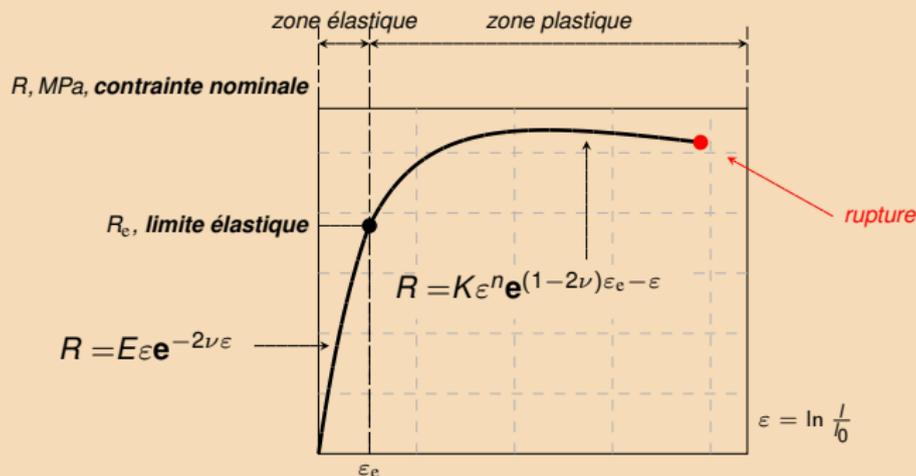
- Les lois (Hooke, **Ludwik**¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S_0 : $\sigma = \sigma(\varepsilon)$ et $S = S_0 s(\varepsilon)$ avec $s(\varepsilon) = e^{-2\nu\varepsilon}$ ou bien $s(\varepsilon) = e^{(1-2\nu)\varepsilon_c - \varepsilon}$.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionnelle à S_0 : $F = S_0 [\sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)]$.
- Le rapport $R = F/S_0$ est appelé contrainte nominale : $R = \sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)$



1. La situation obtenue avec d'autres lois d'écroutissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice.

2.6.1 Courbe de traction - (appr. de Considère)

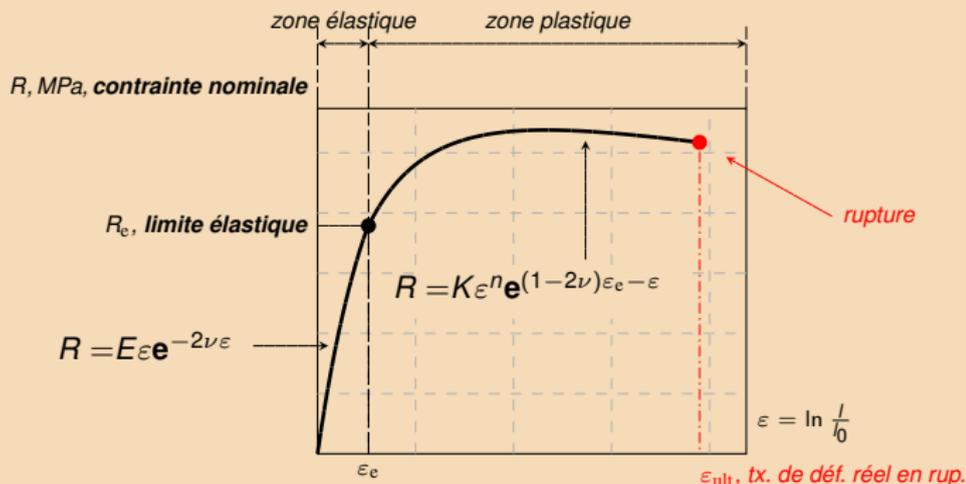
- Les lois (Hooke, **Ludwik**¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S_0 :
 $\sigma = \sigma(\varepsilon)$ et $S = S_0 s(\varepsilon)$ avec $s(\varepsilon) = e^{-2\nu\varepsilon}$ ou bien $s(\varepsilon) = e^{(1-2\nu)\varepsilon_c - \varepsilon}$.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionnelle à S_0 : $F = S_0 [\sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)]$.
- Le rapport $R = F/S_0$ est appelé contrainte nominale : $R = \sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)$



1. La situation obtenue avec d'autres lois d'écroutissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice.

2.6.1 Courbe de traction - (appr. de Considère)

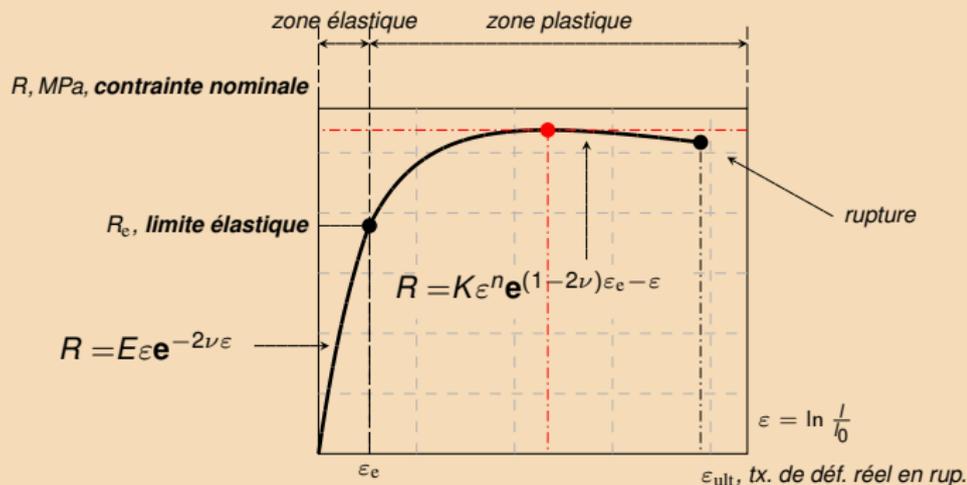
- Les lois (Hooke, **Ludwik**¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S_0 :
 $\sigma = \sigma(\varepsilon)$ et $S = S_0 s(\varepsilon)$ avec $s(\varepsilon) = e^{-2\nu\varepsilon}$ ou bien $s(\varepsilon) = e^{(1-2\nu)\varepsilon_c - \varepsilon}$.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionnelle à S_0 : $F = S_0 [\sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)]$.
- Le rapport $R = F/S_0$ est appelé contrainte nominale : $R = \sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)$



1. La situation obtenue avec d'autres lois d'écroutissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice.

2.6.1 Courbe de traction - (appr. de Considère)

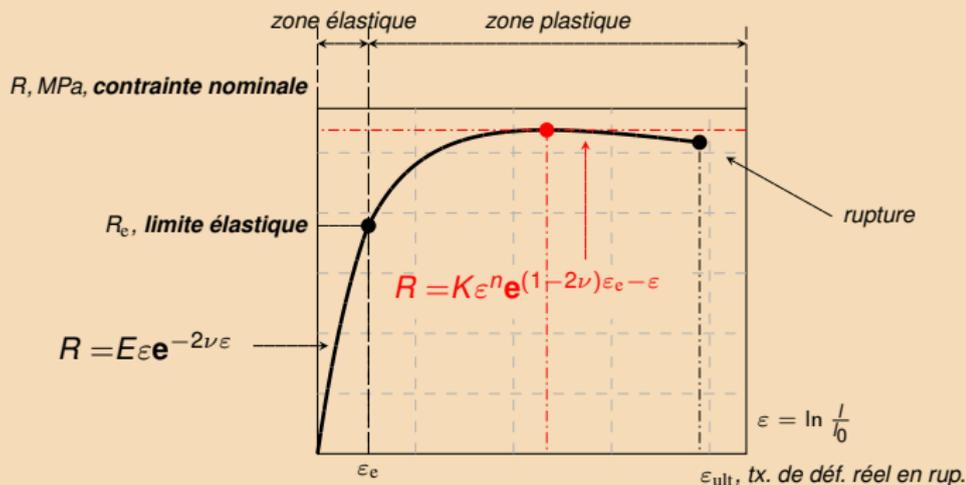
- Les lois (Hooke, **Ludwik**¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S_0 :
 $\sigma = \sigma(\varepsilon)$ et $S = S_0 s(\varepsilon)$ avec $s(\varepsilon) = e^{-2\nu\varepsilon}$ ou bien $s(\varepsilon) = e^{(1-2\nu)\varepsilon_c - \varepsilon}$.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionnelle à S_0 : $F = S_0 [\sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)]$.
- Le rapport $R = F/S_0$ est appelé contrainte nominale : $R = \sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)$



1. La situation obtenue avec d'autres lois d'écroutissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice.

2.6.1 Courbe de traction - (appr. de Considère)

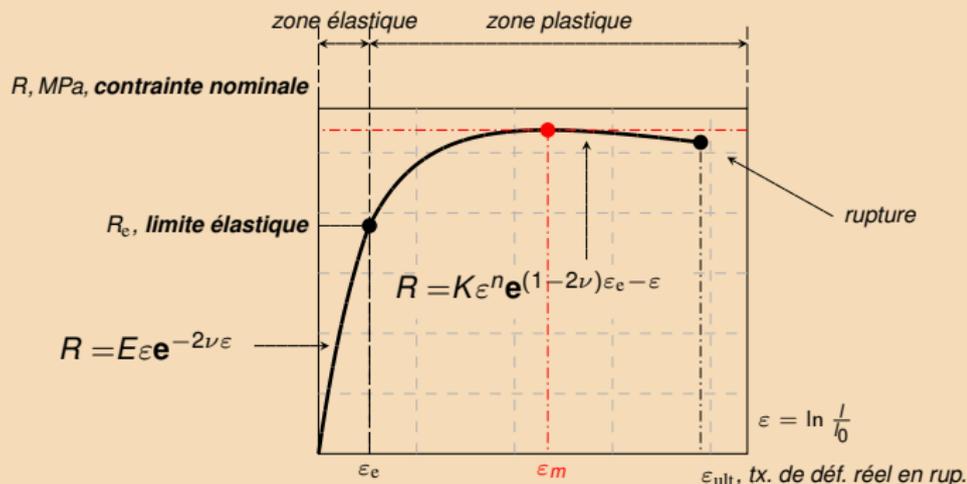
- Les lois (Hooke, **Ludwik**¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S_0 :
 $\sigma = \sigma(\varepsilon)$ et $S = S_0 s(\varepsilon)$ avec $s(\varepsilon) = e^{-2\nu\varepsilon}$ ou bien $s(\varepsilon) = e^{(1-2\nu)\varepsilon_c - \varepsilon}$.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionnelle à S_0 : $F = S_0 [\sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)]$.
- Le rapport $R = F/S_0$ est appelé contrainte nominale : $R = \sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)$



1. La situation obtenue avec d'autres lois d'écroutissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice.

2.6.1 Courbe de traction - (appr. de Considère)

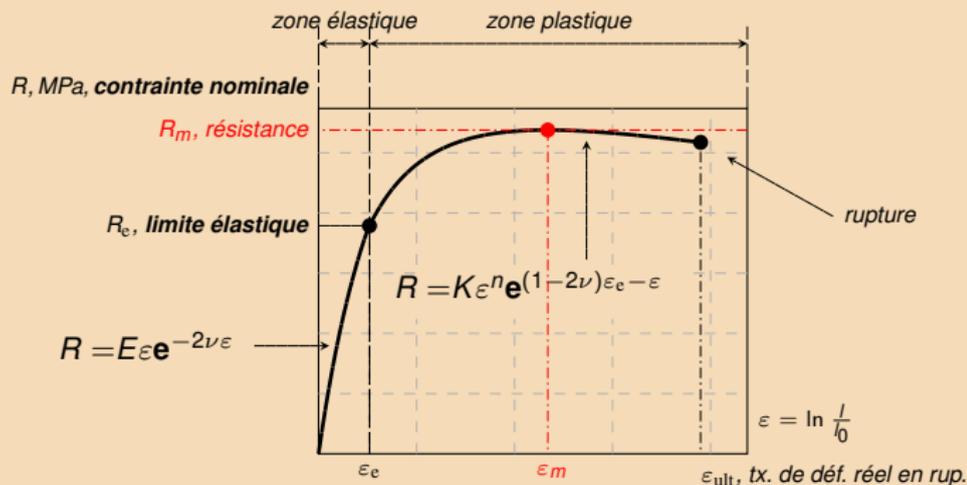
- Les lois (Hooke, **Ludwik**¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S_0 :
 $\sigma = \sigma(\varepsilon)$ et $S = S_0 s(\varepsilon)$ avec $s(\varepsilon) = e^{-2\nu\varepsilon}$ ou bien $s(\varepsilon) = e^{(1-2\nu)\varepsilon_c - \varepsilon}$.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionnelle à S_0 : $F = S_0 [\sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)]$.
- Le rapport $R = F/S_0$ est appelé contrainte nominale : $R = \sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)$



1. La situation obtenue avec d'autres lois d'écroutissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice.

2.6.1 Courbe de traction - (appr. de Considère)

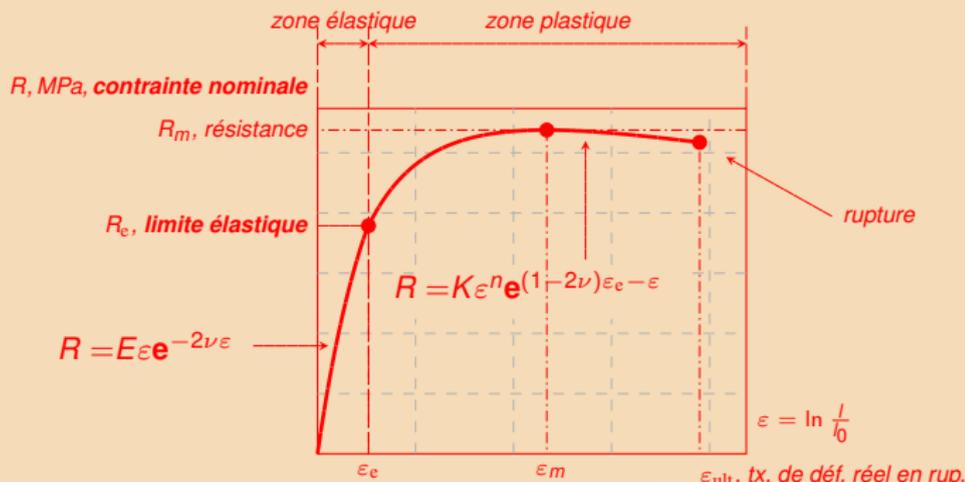
- Les lois (Hooke, **Ludwik**¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S_0 :
 $\sigma = \sigma(\varepsilon)$ et $S = S_0 s(\varepsilon)$ avec $s(\varepsilon) = e^{-2\nu\varepsilon}$ ou bien $s(\varepsilon) = e^{(1-2\nu)\varepsilon_c - \varepsilon}$.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionnelle à S_0 : $F = S_0 [\sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)]$.
- Le rapport $R = F/S_0$ est appelé contrainte nominale : $R = \sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)$



1. La situation obtenue avec d'autres lois d'écroutissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice.

2.6.1 Courbe de traction - (appr. de Considère)

- Les lois (Hooke, **Ludwik**¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S_0 :
 $\sigma = \sigma(\varepsilon)$ et $S = S_0 s(\varepsilon)$ avec $s(\varepsilon) = e^{-2\nu\varepsilon}$ ou bien $s(\varepsilon) = e^{(1-2\nu)\varepsilon_c - \varepsilon}$.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionnelle à S_0 : $F = S_0 [\sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)]$.
- Le rapport $R = F/S_0$ est appelé contrainte nominale : $R = \sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)$

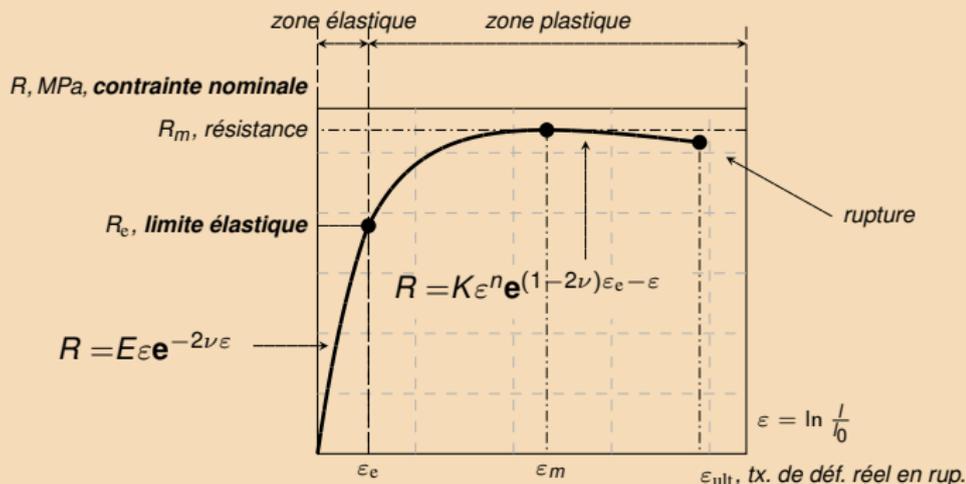


► Courbe et fonction de traction aux tableaux

1. La situation obtenue avec d'autres lois d'écroutissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice.

2.6.1 Courbe de traction - (appr. de Considère)

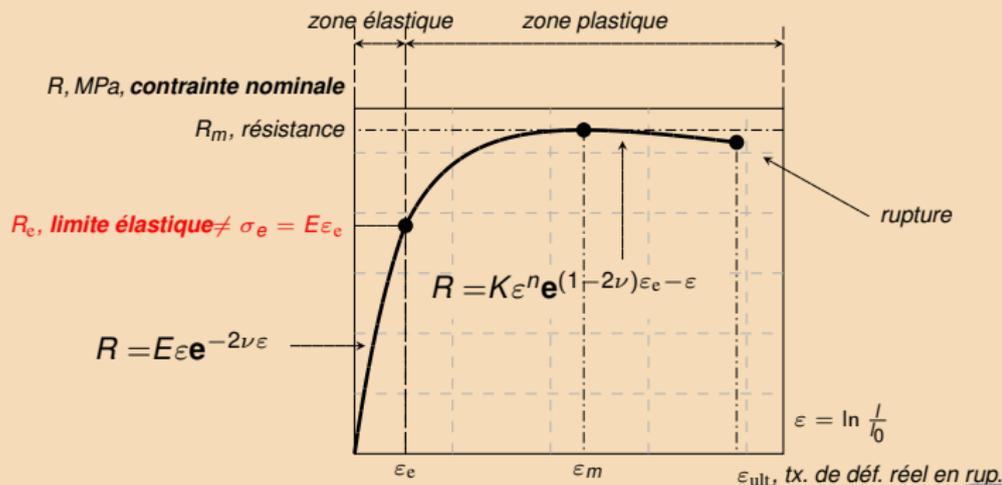
- Les lois (Hooke, **Ludwik**¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S_0 :
 $\sigma = \sigma(\varepsilon)$ et $S = S_0 s(\varepsilon)$ avec $s(\varepsilon) = e^{-2\nu\varepsilon}$ ou bien $s(\varepsilon) = e^{(1-2\nu)\varepsilon_c - \varepsilon}$.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionnelle à S_0 : $F = S_0 [\sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)]$.
- Le rapport $R = F/S_0$ est appelé contrainte nominale : $R = \sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)$



1. La situation obtenue avec d'autres lois d'écroutissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice.

2.6.1 Courbe de traction - (appr. de Considère)

- Les lois (Hooke, **Ludwik**¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S_0 :
 $\sigma = \sigma(\varepsilon)$ et $S = S_0 s(\varepsilon)$ avec $s(\varepsilon) = e^{-2\nu\varepsilon}$ ou bien $s(\varepsilon) = e^{(1-2\nu)\varepsilon_c - \varepsilon}$.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionnelle à S_0 : $F = S_0 [\sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)]$.
- Le rapport $R = F/S_0$ est appelé contrainte nominale : $R = \sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)$

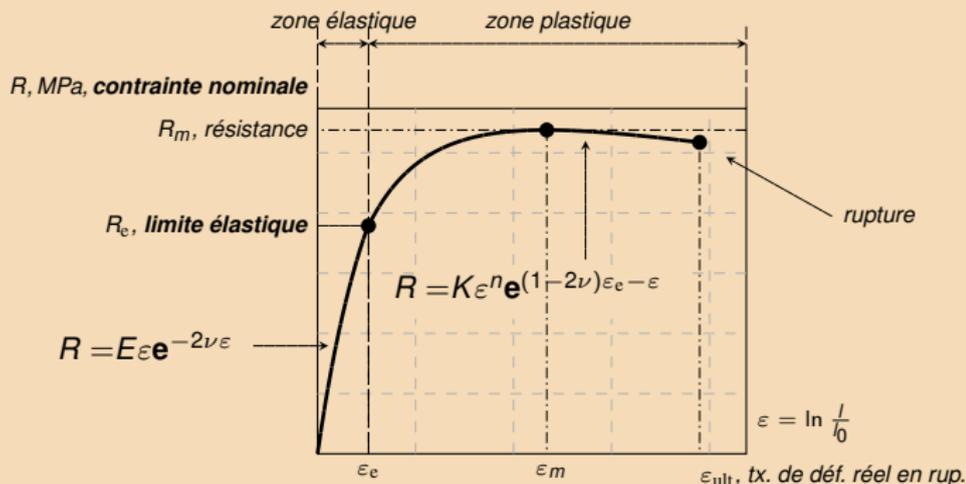


► Tableaux 5cTER

1. La situation obtenue avec d'autres lois d'écroutissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice.

2.6.1 Courbe de traction - (appr. de Considère)

- Les lois (Hooke, **Ludwik**¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S_0 :
 $\sigma = \sigma(\varepsilon)$ et $S = S_0 s(\varepsilon)$ avec $s(\varepsilon) = e^{-2\nu\varepsilon}$ ou bien $s(\varepsilon) = e^{(1-2\nu)\varepsilon_c - \varepsilon}$.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionnelle à S_0 : $F = S_0 [\sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)]$.
- Le rapport $R = F/S_0$ est appelé contrainte nominale : $R = \sigma(\varepsilon)s(\varepsilon)$



1. La situation obtenue avec d'autres lois d'écroutissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice.

2.6.2 Courbe de traction et résistance

- (1) **(Cas général)** Si $\varepsilon_e < n \leq \varepsilon_{ult}$, alors la résistance est atteinte en phase d'érouissage (cf. trspt. 2.6.1). Pour un matériau recuit et sous l'hyp. de Considère :

$$\varepsilon_m = n; \quad R_m = K \left(\frac{n}{\varepsilon_0} \right)^n e^{(1-n)\alpha_0}$$

- (2) **(Cas matériau fragile)** Si $n > \varepsilon_{ult}$ alors la résistance est atteinte à la rupture.

- (3) **(Cas matériau dur)** Si $n < \varepsilon_e$ alors la résistance est atteinte en zone élastique :

2.6.2 Courbe de traction et résistance

- (1) **(Cas général)** Si $\varepsilon_e < n \leq \varepsilon_{ult}$, alors la résistance est atteinte en phase d'érouissage (cf. trspt. 2.6.1). Pour un matériau recuit et sous l'hyp. de Considère :

$$\varepsilon_m = n; \quad R_m = K \left(\frac{n}{e} \right)^n e^{(1-2\nu)\varepsilon_e}.$$

- (2) *(Cas matériau fragile)* Si $n > \varepsilon_{ult}$ alors la résistance est atteinte à la rupture.

- (3) *(Cas matériau dur)* Si $n < \varepsilon_e$ alors la résistance est atteinte en zone élastique :

2.6.2 Courbe de traction et résistance

- (1) **(Cas général)** Si $\varepsilon_e < n \leq \varepsilon_{ult}$, alors la résistance est atteinte en phase d'érouissage (cf. trspt. 2.6.1). Pour un matériau recuit et sous l'hyp. de Considère :

$$\varepsilon_m = n; \quad R_m = K \left(\frac{n}{e} \right)^n e^{(1-2\nu)\varepsilon_e}.$$

- (2) **(Cas matériau fragile)** Si $n > \varepsilon_{ult}$ alors la résistance est atteinte à la rupture.

- (3) **(Cas matériau dur)** Si $n < \varepsilon_e$ alors la résistance est atteinte en zone élastique :

» Résistance aux tableaux

2.6.2 Courbe de traction et résistance

- (1) **(Cas général)** Si $\varepsilon_e < n \leq \varepsilon_{ult}$, alors la résistance est atteinte en phase d'écroutissage (cf. trspt. 2.6.1). Pour un matériau recuit et sous l'hyp. de Considère :

$$\varepsilon_m = n; \quad R_m = K \left(\frac{n}{\varepsilon_e} \right)^n e^{(1-2\nu)\varepsilon_e}.$$

- (2) **(Cas matériau fragile)** Si $n > \varepsilon_{ult}$ alors la résistance est atteinte à la rupture. Si on applique l'hypothèse de Considère et qu'on désigne par σ_{ult} la contrainte de traction ultime réelle, on a

$$\varepsilon_m = \varepsilon_{ult}; \quad R_m = R(\varepsilon_{ult}) = \sigma_{ult} e^{(1-2\nu)\varepsilon_{ult}}$$

- (3) **(Cas matériau dur)** Si $n < \varepsilon_e$ alors la résistance est atteinte en zone élastique :

2.6.2 Courbe de traction et résistance

- (1) **(Cas général)** Si $\varepsilon_e < n \leq \varepsilon_{\text{ult}}$, alors la résistance est atteinte en phase d'érouissage (cf. trspt. 2.6.1). Pour un matériau recuit et sous l'hyp. de Considère :

$$\varepsilon_m = n; \quad R_m = K \left(\frac{n}{e} \right)^n e^{(1-2\nu)\varepsilon_e}.$$

- (2) **(Cas matériau fragile)** Si $n > \varepsilon_{\text{ult}}$ alors la résistance est atteinte à la **rupture**. Si on applique l'hypothèse de Considère et qu'on désigne par σ_{ult} la contrainte de traction ultime réelle, on a

$$\varepsilon_m = \varepsilon_{\text{ult}}; \quad R_m = R(\varepsilon_{\text{ult}}) = \sigma_{\text{ult}} e^{(1-2\nu)\varepsilon_e - \varepsilon_{\text{ult}}}$$

- (3) **(Cas matériau dur)** Si $n < \varepsilon_e$ alors la résistance est atteinte en zone élastique :

► Matériau fragile

2.6.2 Courbe de traction et résistance

- (1) **(Cas général)** Si $\varepsilon_e < n \leq \varepsilon_{\text{ult}}$, alors la résistance est atteinte en phase d'écroissage (cf. trspt. 2.6.1). Pour un matériau recuit et sous l'hyp. de Considère :

$$\varepsilon_m = n; \quad R_m = K \left(\frac{n}{e} \right)^n e^{(1-2\nu)\varepsilon_e}.$$

- (2) **(Cas matériau fragile)** Si $n > \varepsilon_{\text{ult}}$ alors la résistance est atteinte à la **rupture**. Si on applique l'hypothèse de Considère et qu'on désigne par σ_{ult} la contrainte de traction ultime réelle, on a

$$\varepsilon_m = \varepsilon_{\text{ult}}; \quad R_m = R(\varepsilon_{\text{ult}}) = \sigma_{\text{ult}} e^{(1-2\nu)\varepsilon_e - \varepsilon_{\text{ult}}}$$

- (3) **(Cas matériau dur)** Si $n < \varepsilon_e$ alors la résistance est atteinte en zone élastique :

$$\varepsilon_m < \frac{1}{2\nu} : \quad \varepsilon_m = \frac{1}{2\nu} \quad R_m = R_{\text{el}}$$

$$\varepsilon_m > \frac{1}{2\nu} : \quad \varepsilon_m = \frac{1}{2\nu} \quad R_m = \frac{E}{2\nu}$$

2.6.2 Courbe de traction et résistance

- (1) **(Cas général)** Si $\varepsilon_e < n \leq \varepsilon_{ult}$, alors la résistance est atteinte en phase d'écroutissage (cf. trspt. 2.6.1). Pour un matériau recuit et sous l'hyp. de Considère :

$$\varepsilon_m = n; \quad R_m = K \left(\frac{n}{e} \right)^n e^{(1-2\nu)\varepsilon_e}.$$

- (2) **(Cas matériau fragile)** Si $n > \varepsilon_{ult}$ alors la résistance est atteinte à la **rupture**. Si on applique l'hypothèse de Considère et qu'on désigne par σ_{ult} la contrainte de traction ultime réelle, on a

$$\varepsilon_m = \varepsilon_{ult}; \quad R_m = R(\varepsilon_{ult}) = \sigma_{ult} e^{(1-2\nu)\varepsilon_e - \varepsilon_{ult}}$$

- (3) **(Cas matériau dur)** Si $n < \varepsilon_e$ alors la résistance est atteinte en **zone élastique** :

$$\text{si } \varepsilon_e < \frac{1}{2\nu} : \quad \varepsilon_m = \varepsilon_e; \quad R_m = R_e,$$

$$\text{si } \varepsilon_e \geq \frac{1}{2\nu} : \quad \varepsilon_m = \frac{1}{2\nu}; \quad R_m = \frac{E}{2\nu e}.$$

► Matériau dur

2.6.2 Courbe de traction et résistance

- (1) **(Cas général)** Si $\varepsilon_e < n \leq \varepsilon_{\text{ult}}$, alors la résistance est atteinte en phase d'érouissage (cf. trspt. 2.6.1). Pour un matériau recuit et sous l'hyp. de Considère :

$$\varepsilon_m = n; \quad R_m = K \left(\frac{n}{e} \right)^n e^{(1-2\nu)\varepsilon_e}.$$

- (2) **(Cas matériau fragile)** Si $n > \varepsilon_{\text{ult}}$ alors la résistance est atteinte à la **rupture**. Si on applique l'hypothèse de Considère et qu'on désigne par σ_{ult} la contrainte de traction ultime réelle, on a

$$\varepsilon_m = \varepsilon_{\text{ult}}; \quad R_m = R(\varepsilon_{\text{ult}}) = \sigma_{\text{ult}} e^{(1-2\nu)\varepsilon_e - \varepsilon_{\text{ult}}}$$

- (3) **(Cas matériau dur)** Si $n < \varepsilon_e$ alors la résistance est atteinte en **zone élastique** :

$$\begin{aligned} \text{si } \varepsilon_e < \frac{1}{2\nu} : \quad \varepsilon_m &= \varepsilon_e; & R_m &= R_e, \\ \text{si } \varepsilon_e \geq \frac{1}{2\nu} : \quad \varepsilon_m &= \frac{1}{2\nu}; & R_m &= \frac{E}{2\nu e}. \end{aligned}$$

2.6.2 Courbe de traction et résistance

- (1) **(Cas général)** Si $\varepsilon_e < n \leq \varepsilon_{\text{ult}}$, alors la résistance est atteinte en phase d'érouissage (cf. trspt. 2.6.1). Pour un matériau recuit et sous l'hyp. de Considère :

$$\varepsilon_m = n; \quad R_m = K \left(\frac{n}{e} \right)^n e^{(1-2\nu)\varepsilon_e}.$$

- (2) **(Cas matériau fragile)** Si $n > \varepsilon_{\text{ult}}$ alors la résistance est atteinte à la **rupture**. Si on applique l'hypothèse de Considère et qu'on désigne par σ_{ult} la contrainte de traction ultime réelle, on a

$$\varepsilon_m = \varepsilon_{\text{ult}}; \quad R_m = R(\varepsilon_{\text{ult}}) = \sigma_{\text{ult}} e^{(1-2\nu)\varepsilon_e - \varepsilon_{\text{ult}}}$$

- (3) **(Cas matériau dur)** Si $n < \varepsilon_e$ alors la résistance est atteinte en **zone élastique** :

$$\begin{aligned} \text{si } \varepsilon_e < \frac{1}{2\nu} : \quad \varepsilon_m &= \varepsilon_e; & R_m &= R_e, \\ \text{si } \varepsilon_e \geq \frac{1}{2\nu} : \quad \varepsilon_m &= \frac{1}{2\nu}; & R_m &= \frac{E}{2\nu e}. \end{aligned}$$

2.6.3 Résistance et contrainte de traction ultime

- La résistance R_m est la **force maximale** qu'un échantillon de traction de section initiale unité peut supporter. Cette quantité se lit sur la **courbe de traction**. Il ne faut pas confondre R_m avec la contrainte de traction ultime σ_{ult} (cf. trspt. 2.4.3) qui correspond à la **contrainte de traction réelle** qu'on mesure au moment de la rupture. Cette quantité se lit sur la **courbe de traction réelle**. A cause de la diminution des dimensions latérales (Poisson), on a toujours que

$$\sigma_{ult} > R_m.$$

σ, R, Pa

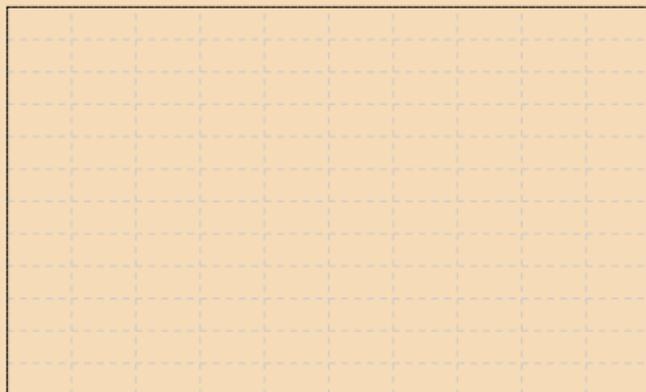


Fig. courbes de traction, matériau ductile

2.6.3 Résistance et contrainte de traction ultime

- La résistance R_m est la **force maximale** qu'un échantillon de traction de section initiale unité peut supporter. Cette quantité se lit sur la **courbe de traction**. Il ne faut pas confondre R_m avec la contrainte de traction ultime σ_{ult} (cf. trspt. 2.4.3) qui correspond à la **contrainte de traction réelle** qu'on mesure au moment de la rupture. Cette quantité se lit sur la **courbe de traction réelle**. A cause de la diminution des dimensions latérales (Poisson), on a toujours que

$$\sigma_{ult} > R_m.$$

σ, R, Pa

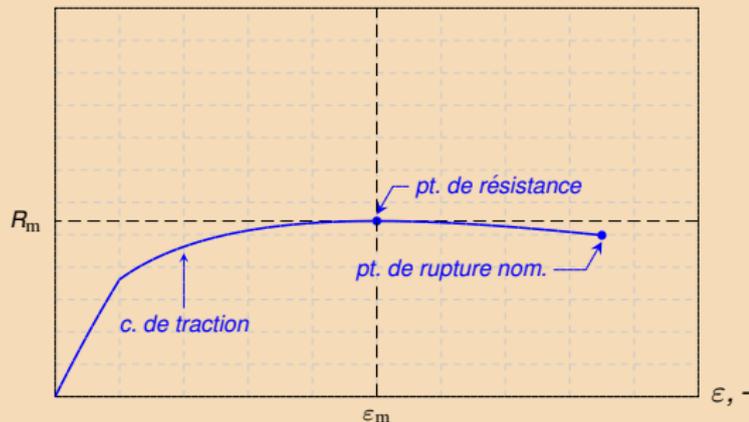


Fig. courbes de traction, matériau ductile

2.6.3 Résistance et contrainte de traction ultime

- La résistance R_m est la **force maximale** qu'un échantillon de traction de section initiale unité peut supporter. Cette quantité se lit sur la **courbe de traction**. Il ne faut pas confondre R_m avec la contrainte de traction ultime σ_{ult} (cf. trspt. 2.4.3) qui correspond à la **contrainte de traction réelle** qu'on mesure au moment de la rupture. Cette quantité se lit sur la **courbe de traction réelle**. A cause de la diminution des dimensions latérales (Poisson), on a toujours que

$$\sigma_{ult} > R_m.$$

σ, R, Pa

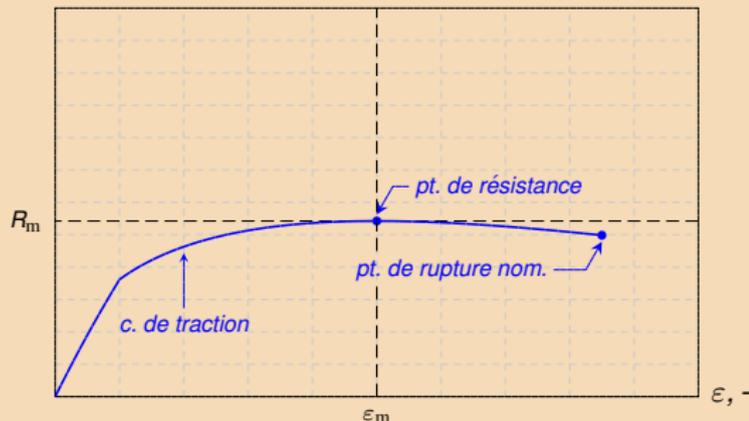


Fig. courbes de traction, matériau ductile

2.6.3 Résistance et contrainte de traction ultime

- La résistance R_m est la **force maximale** qu'un échantillon de traction de section initiale unité peut supporter. Cette quantité se lit sur la **courbe de traction**. Il ne faut pas confondre R_m avec la contrainte de traction ultime σ_{ult} (cf. trspt. 2.4.3) qui correspond à la **contrainte de traction réelle** qu'on mesure au moment de la rupture. Cette quantité se lit sur la **courbe de traction réelle**. À cause de la diminution des dimensions latérales (Poisson), on a toujours que

$$\sigma_{ult} > R_m.$$

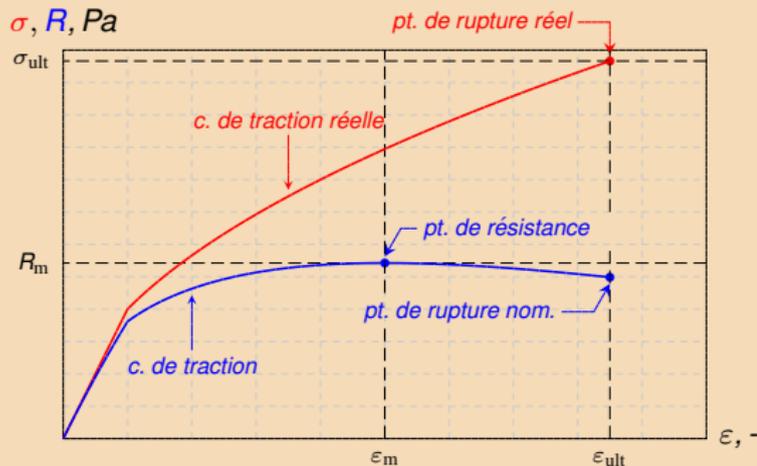


Fig. courbes de traction, matériau ductile

2.6.3 Résistance et contrainte de traction ultime

- La résistance R_m est la **force maximale** qu'un échantillon de traction de section initiale unité peut supporter. Cette quantité se lit sur la **courbe de traction**. Il ne faut pas confondre R_m avec la contrainte de traction ultime σ_{ult} (cf. trspt. 2.4.3) qui correspond à la **contrainte de traction réelle** qu'on mesure au moment de la rupture. Cette quantité se lit sur la **courbe de traction réelle**. A cause de la diminution des dimensions latérales (Poisson), on a toujours que

$$\sigma_{ult} > R_m.$$

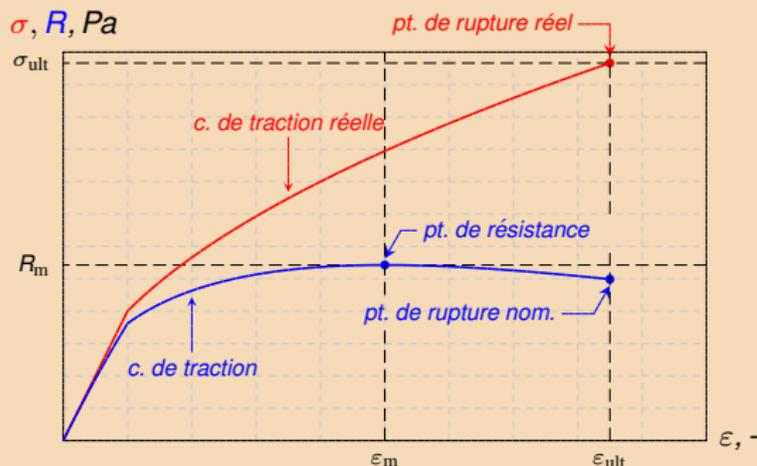


Fig. courbes de traction, matériau ductile

2.6.3 Résistance et contrainte de traction ultime

- La résistance R_m est la **force maximale** qu'un échantillon de traction de section initiale unité peut supporter. Cette quantité se lit sur la **courbe de traction**. Il ne faut pas confondre R_m avec la contrainte de traction ultime σ_{ult} (cf. trspt. 2.4.3) qui correspond à la **contrainte de traction réelle** qu'on mesure au moment de la rupture. Cette quantité se lit sur la **courbe de traction réelle**. A cause de la diminution des dimensions latérales (Poisson), on a toujours que

$$\sigma_{ult} > R_m.$$

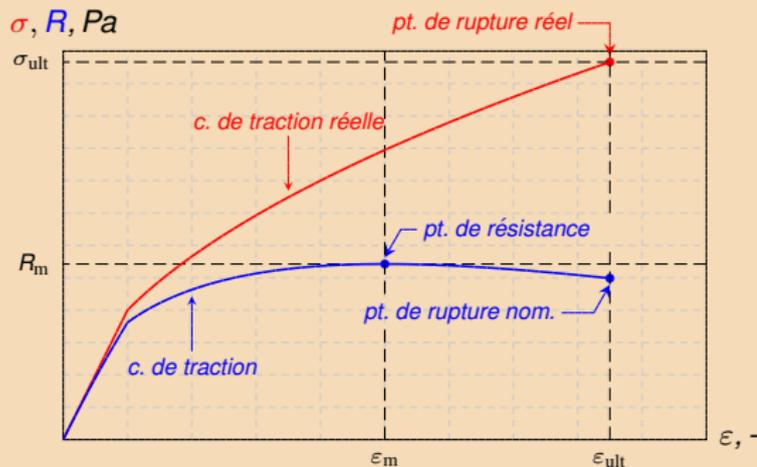


Fig. courbes de traction, matériau ductile

2.6.4 Fonction de traction

- Le module d'écroissage est **lié à la résistance**. Pour un matériau recuit et si on admet l'**approximation de Considère** pour les variations des dimensions latérales, on a

$$K = R_m \left(\frac{e}{n} \right)^n e^{-(1-2\nu)\varepsilon_c}$$

- Dans ces conditions, on obtient une expression simple de la contrainte nominale
- On appelle cette expression fonction de traction.
- **Utilité de la fonction de traction :**

2.6.4 Fonction de traction

- Le module d'écroissage est lié à la résistance. Pour un matériau recuit et si on admet l'**approximation de Considère** pour les variations des dimensions latérales, on a

$$K = R_m \left(\frac{e}{n} \right)^n e^{-(1-2\nu)\varepsilon_c}$$

- Dans ces conditions, on obtient une expression simple de la contrainte nominale

- On appelle cette expression fonction de traction.
- Utilité de la fonction de traction :

2.6.4 Fonction de traction

- Le module d'écroutissage est lié à la résistance. Pour un matériau recuit et si on admet l'**approximation de Considère** pour les variations des dimensions latérales, on a

$$K = R_m \left(\frac{e}{n} \right)^n e^{-(1-2\nu)\varepsilon_c}$$

- Dans ces conditions, on obtient une expression simple de la contrainte nominale

$$R = R(\varepsilon) = \begin{cases} E \varepsilon & \varepsilon \leq \varepsilon_e \\ R_m \left(\frac{e}{n} \right)^n e^{-(1-2\nu)(\varepsilon - \varepsilon_e)} & \varepsilon \geq \varepsilon_e \end{cases}$$

- On appelle cette expression *fonction de traction*.
- *Utilité de la fonction de traction :*

2.6.4 Fonction de traction

- Le module d'écroissage est lié à la résistance. Pour un matériau recuit et si on admet l'**approximation de Considère** pour les variations des dimensions latérales, on a

$$K = R_m \left(\frac{e}{n} \right)^n e^{-(1-2\nu)\varepsilon_c}$$

- Dans ces conditions, on obtient une expression simple de la contrainte nominale

$$R = R(\varepsilon) = \begin{cases} E\varepsilon e^{-2\nu\varepsilon}, & \varepsilon \leq \varepsilon_e \\ R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} e^{1-\frac{\varepsilon}{n}} \right)^n, & \varepsilon \geq \varepsilon_e \end{cases}$$

- On appelle cette expression fonction de traction.
- Utilité de la fonction de traction :

2.6.4 Fonction de traction

- *Le module d'écroissage est lié à la résistance. Pour un matériau recuit et si on admet l'**approximation de Considère** pour les variations des dimensions latérales, on a*

$$K = R_m \left(\frac{\mathbf{e}}{n} \right)^n \mathbf{e}^{-(1-2\nu)\varepsilon_c}$$

- *Dans ces conditions, on obtient une expression simple de la contrainte nominale*

$$R = R(\varepsilon) = \begin{cases} E\varepsilon \mathbf{e}^{-2\nu\varepsilon}, & \varepsilon \leq \varepsilon_e \\ R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} \mathbf{e}^{1-\frac{\varepsilon}{n}} \right)^n, & \varepsilon \geq \varepsilon_e \end{cases}$$

- *On appelle cette expression fonction de traction.*
- *Utilité de la fonction de traction :*

2.6.4 Fonction de traction

- Le module d'écroissage est lié à la résistance. Pour un matériau recuit et si on admet l'**approximation de Considère** pour les variations des dimensions latérales, on a

$$K = R_m \left(\frac{\mathbf{e}}{n} \right)^n \mathbf{e}^{-(1-2\nu)\varepsilon_c}$$

- Dans ces conditions, on obtient une expression simple de la contrainte nominale

$$R = R(\varepsilon) = \begin{cases} E\varepsilon \mathbf{e}^{-2\nu\varepsilon}, & \varepsilon \leq \varepsilon_e \\ R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} \mathbf{e}^{1-\frac{\varepsilon}{n}} \right)^n, & \varepsilon \geq \varepsilon_e \end{cases}$$

- On appelle cette expression fonction de traction.
- Utilité de la fonction de traction :

2.6.4 Fonction de traction

- Le module d'écroissage est lié à la résistance. Pour un matériau recuit et si on admet l'**approximation de Considère** pour les variations des dimensions latérales, on a

$$K = R_m \left(\frac{\mathbf{e}}{n} \right)^n \mathbf{e}^{-(1-2\nu)\varepsilon_c}$$

- Dans ces conditions, on obtient une expression simple de la contrainte nominale

$$R = R(\varepsilon) = \begin{cases} E\varepsilon \mathbf{e}^{-2\nu\varepsilon}, & \varepsilon \leq \varepsilon_e \\ R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} \mathbf{e}^{1-\frac{\varepsilon}{n}} \right)^n, & \varepsilon \geq \varepsilon_e \end{cases}$$

- On appelle cette expression fonction de traction.
- Utilité de la fonction de traction :

2.6.4 Fonction de traction

- Le module d'écroissage est lié à la résistance. Pour un matériau recuit et si on admet l'**approximation de Considère** pour les variations des dimensions latérales, on a

$$K = R_m \left(\frac{\mathbf{e}}{n} \right)^n \mathbf{e}^{-(1-2\nu)\varepsilon_c}$$

- Dans ces conditions, on obtient une expression simple de la contrainte nominale

$$R = R(\varepsilon) = \begin{cases} E\varepsilon \mathbf{e}^{-2\nu\varepsilon}, & \varepsilon \leq \varepsilon_e \\ R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} \mathbf{e}^{1-\frac{\varepsilon}{n}} \right)^n, & \varepsilon \geq \varepsilon_e \end{cases}$$

- On appelle cette expression fonction de traction.
- Utilité de la fonction de traction :

2.6.4 Fonction de traction

- Le module d'écroissage est lié à la résistance. Pour un matériau recuit et si on admet l'**approximation de Considère** pour les variations des dimensions latérales, on a

$$K = R_m \left(\frac{\mathbf{e}}{n} \right)^n \mathbf{e}^{-(1-2\nu)\varepsilon_c}$$

- Dans ces conditions, on obtient une expression simple de la contrainte nominale

$$R = R(\varepsilon) = \begin{cases} E\varepsilon \mathbf{e}^{-2\nu\varepsilon}, & \varepsilon \leq \varepsilon_e \\ R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} \mathbf{e}^{1-\frac{\varepsilon}{n}} \right)^n, & \varepsilon \geq \varepsilon_e \end{cases}$$

- On appelle cette expression *fonction de traction*.
- *Utilité de la fonction de traction :*

2.6.4 Fonction de traction

- Le module d'écroissage est lié à la résistance. Pour un **matériau recuit** et si on admet l'**approximation de Considère** pour les variations des dimensions latérales, on a

$$K = R_m \left(\frac{\mathbf{e}}{n} \right)^n \mathbf{e}^{-(1-2\nu)\varepsilon_c}$$

- Dans ces conditions, on obtient une expression simple de la contrainte nominale

$$R = R(\varepsilon) = \begin{cases} E\varepsilon \mathbf{e}^{-2\nu\varepsilon}, & \varepsilon \leq \varepsilon_e \\ R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} \mathbf{e}^{1-\frac{\varepsilon}{n}} \right)^n, & \varepsilon \geq \varepsilon_e \end{cases}$$

- On appelle cette expression fonction de traction.
- Utilité de la fonction de traction :

2.6.4 Fonction de traction

- Le module d'écroutissage est lié à la résistance. Pour un matériau recuit et si on admet l'**approximation de Considère** pour les variations des dimensions latérales, on a

$$K = R_m \left(\frac{e}{n} \right)^n e^{-(1-2\nu)\varepsilon_c}$$

- Dans ces conditions, on obtient une expression simple de la contrainte nominale

$$R = R(\varepsilon) = \begin{cases} E\varepsilon e^{-2\nu\varepsilon}, & \varepsilon \leq \varepsilon_e \\ R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} e^{1-\frac{\varepsilon}{n}} \right)^n, & \varepsilon \geq \varepsilon_e \end{cases}$$

- On appelle cette expression *fonction de traction*.
- **Utilité de la fonction de traction :**

La fonction de traction permet de calculer la force de traction F nécessaire à obtenir un taux de déformation ε donné sur un échantillon de section initiale S_0 :
 $F = S_0 R(\varepsilon)$

2.6.4 Fonction de traction

- Le module d'écroissage est lié à la résistance. Pour un matériau recuit et si on admet l'**approximation de Considère** pour les variations des dimensions latérales, on a

$$K = R_m \left(\frac{\mathbf{e}}{n} \right)^n \mathbf{e}^{-(1-2\nu)\varepsilon_c}$$

- Dans ces conditions, on obtient une expression simple de la contrainte nominale

$$R = R(\varepsilon) = \begin{cases} E\varepsilon \mathbf{e}^{-2\nu\varepsilon}, & \varepsilon \leq \varepsilon_e \\ R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} \mathbf{e}^{1-\frac{\varepsilon}{n}} \right)^n, & \varepsilon \geq \varepsilon_e \end{cases}$$

- On appelle cette expression **fonction de traction**.
- *Utilité de la fonction de traction :*

- La fonction de traction permet de calculer la force de traction F nécessaire à atteindre un taux de déformation ε donné sur un échantillon de section initiale S_0 .
 $F = S_0 R(\varepsilon)$
- Pour calculer le taux de déformation ε qu'on atteint sur un échantillon de section initiale S_0 lorsque la force de traction F est appliquée, il faut par contre inverser la fonction de traction : $\varepsilon = R^{-1}(F/S_0)$

2.6.4 Fonction de traction

- Le module d'écroûissage est lié à la résistance. Pour un matériau recuit et si on admet l'**approximation de Considère** pour les variations des dimensions latérales, on a

$$K = R_m \left(\frac{\mathbf{e}}{n} \right)^n \mathbf{e}^{-(1-2\nu)\varepsilon_c}$$

- Dans ces conditions, on obtient une expression simple de la contrainte nominale

$$R = R(\varepsilon) = \begin{cases} E\varepsilon \mathbf{e}^{-2\nu\varepsilon}, & \varepsilon \leq \varepsilon_e \\ R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} \mathbf{e}^{1-\frac{\varepsilon}{n}} \right)^n, & \varepsilon \geq \varepsilon_e \end{cases}$$

- On appelle cette expression fonction de traction.
- **Utilité de la fonction de traction :**
 - La fonction de traction permet de calculer la **force de traction F** nécessaire à atteindre un **taux de déformation ε** donné sur un échantillon de section initiale S_0 : $F = S_0 R(\varepsilon)$.
 - Pour calculer le **taux de déformation ε** qu'on atteint sur un échantillon de section initiale S_0 lorsque la **force de traction F** est imposée, il faudra par contre inverser la fonction de traction : $\varepsilon = R^{-1}(F/S_0)$.

2.6.4 Fonction de traction

- Le module d'écroissage est lié à la résistance. Pour un matériau recuit et si on admet l'**approximation de Considère** pour les variations des dimensions latérales, on a

$$K = R_m \left(\frac{\mathbf{e}}{n} \right)^n \mathbf{e}^{-(1-2\nu)\varepsilon_c}$$

- Dans ces conditions, on obtient une expression simple de la contrainte nominale

$$R = R(\varepsilon) = \begin{cases} E\varepsilon \mathbf{e}^{-2\nu\varepsilon}, & \varepsilon \leq \varepsilon_e \\ R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} \mathbf{e}^{1-\frac{\varepsilon}{n}} \right)^n, & \varepsilon \geq \varepsilon_e \end{cases}$$

- On appelle cette expression fonction de traction.
- **Utilité de la fonction de traction :**
 - La fonction de traction permet de calculer la **force de traction** F nécessaire à atteindre un **taux de déformation** ε donné sur un échantillon de section initiale S_0 :
 $F = S_0 R(\varepsilon)$.
 - Pour calculer le **taux de déformation** ε qu'on atteint sur un échantillon de section initiale S_0 lorsque la **force de traction** F est imposée, il faudra par contre inverser la fonction de traction : $\varepsilon = R^{-1}(F/S_0)$.

2.6.4 Fonction de traction

- Le module d'écroissage est lié à la résistance. Pour un matériau recuit et si on admet l'**approximation de Considère** pour les variations des dimensions latérales, on a

$$K = R_m \left(\frac{e}{n} \right)^n e^{-(1-2\nu)\varepsilon_e}$$

- Dans ces conditions, on obtient une expression simple de la contrainte nominale

$$R = R(\varepsilon) = \begin{cases} E\varepsilon e^{-2\nu\varepsilon}, & \varepsilon \leq \varepsilon_e \\ R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} e^{1-\frac{\varepsilon}{n}} \right)^n, & \varepsilon \geq \varepsilon_e \end{cases}$$

- On appelle cette expression fonction de traction.
- **Utilité de la fonction de traction :**
 - La fonction de traction permet de calculer la **force de traction** F nécessaire à atteindre un **taux de déformation** ε donné sur un échantillon de section initiale S_0 :
 $F = S_0 R(\varepsilon)$.
 - Pour calculer le **taux de déformation** ε qu'on atteint sur un échantillon de section initiale S_0 lorsque la **force de traction** F est imposée, il faudra par contre inverser la fonction de traction : $\varepsilon = R^{-1}(F/S_0)$.

On verra ce que cela signifie dans les transparents qui suivent

2.6.4 Fonction de traction

- Le module d'écroissage est lié à la résistance. Pour un matériau recuit et si on admet l'**approximation de Considère** pour les variations des dimensions latérales, on a

$$K = R_m \left(\frac{e}{n} \right)^n e^{-(1-2\nu)\varepsilon_c}$$

- Dans ces conditions, on obtient une expression simple de la contrainte nominale

$$R = R(\varepsilon) = \begin{cases} E\varepsilon e^{-2\nu\varepsilon}, & \varepsilon \leq \varepsilon_e \\ R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} e^{1-\frac{\varepsilon}{n}} \right)^n, & \varepsilon \geq \varepsilon_e \end{cases}$$

- On appelle cette expression fonction de traction.
- **Utilité de la fonction de traction :**
 - La fonction de traction permet de calculer la **force de traction** F nécessaire à atteindre un **taux de déformation** ε donné sur un échantillon de section initiale S_0 : $F = S_0 R(\varepsilon)$.
 - Pour calculer le **taux de déformation** ε qu'on atteint sur un échantillon de section initiale S_0 lorsque la **force de traction** F est imposée, il faudra par contre inverser la fonction de traction : $\varepsilon = R^{-1}(F/S_0)$.

Exo 3, Série 2 et Exo 1, Série 3 : manipulation de la contrainte et de la fonction de traction réelles

2.7.1 Inversion de la fonction de traction

(1) **Cas élastique** : Si $F/S_0 \leq R_e$, l'équation à résoudre est

$$\frac{F}{S_0} = E\varepsilon e^{-2\nu\varepsilon}.$$

(2) **Cas plastique** : Si $R_e < F/S_0 < R_m$, l'équation à résoudre pour un matériau recuit et sous l'hypothèse de Considère, est

$$\frac{F}{S_0} = R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} e^{1-\frac{\varepsilon}{n}} \right)^n.$$

(3) **Cas de rupture** : Si $F/S_0 > R_m$, la déformation peut être menée jusqu'à la rupture :

$$\varepsilon = \varepsilon_{\text{ult}}$$

2.7.1 Inversion de la fonction de traction

(1) **Cas élastique** : Si $F/S_0 \leq R_e$, l'équation à résoudre est

$$\frac{F}{S_0} = E\varepsilon e^{-2\nu\varepsilon}.$$

(2) **Cas plastique** : Si $R_e < F/S_0 < R_m$, l'équation à résoudre pour un matériau recuit et sous l'hypothèse de Considère, est

$$\frac{F}{S_0} = R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} e^{1 - \frac{\varepsilon}{n}} \right)^n.$$

(3) **Cas de rupture** : Si $F/S_0 > R_m$, la déformation peut être menée jusqu'à la rupture :

$$\varepsilon = \varepsilon_{ult}$$

2.7.1 Inversion de la fonction de traction

(1) **Cas élastique** : Si $F/S_0 \leq R_e$, l'équation à résoudre est

$$\frac{F}{S_0} = E\varepsilon e^{-2\nu\varepsilon}.$$

(2) **Cas plastique** : Si $R_e < F/S_0 < R_m$, l'équation à résoudre pour un matériau recuit et sous l'hypothèse de Considère, est

$$\frac{F}{S_0} = R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} e^{1-\frac{\varepsilon}{n}} \right)^n.$$

(3) **Cas de rupture** : Si $F/S_0 > R_m$, la déformation peut être menée jusqu'à la rupture :

$$\varepsilon = \varepsilon_{\text{ult}}$$

2.7.1 Inversion de la fonction de traction

(1) **Cas élastique** : Si $F/S_0 \leq R_e$, l'équation à résoudre est

$$\frac{F}{S_0} = E\varepsilon e^{-2\nu\varepsilon}.$$

(2) **Cas plastique** : Si $R_e < F/S_0 < R_m$, l'équation à résoudre pour un matériau recuit et sous l'hypothèse de Considère, est

$$\frac{F}{S_0} = R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} e^{1-\frac{\varepsilon}{n}} \right)^n.$$

(3) **Cas de rupture** : Si $F/S_0 > R_m$, la déformation peut être menée jusqu'à la rupture :

$$\varepsilon = \varepsilon_{\text{ult}}$$

► Inversion de la fonction de traction

2.7.1 Inversion de la fonction de traction

(1) **Cas élastique** : Si $F/S_0 \leq R_e$, l'équation à résoudre est

$$\frac{F}{S_0} = E\varepsilon e^{-2\nu\varepsilon}.$$

(2) **Cas plastique** : Si $R_e < F/S_0 < R_m$, l'équation à résoudre pour un matériau recuit et sous l'hypothèse de Considère, est

$$\frac{F}{S_0} = R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} e^{1-\frac{\varepsilon}{n}} \right)^n.$$

(3) **Cas de rupture** : Si $F/S_0 > R_m$, la déformation peut être menée jusqu'à la rupture :

$$\varepsilon = \varepsilon_{\text{ult}}$$

2.7.1 Inversion de la fonction de traction

(1) **Cas élastique** : Si $F/S_0 \leq R_e$, l'équation à résoudre est

$$\frac{F}{S_0} = E\varepsilon e^{-2\nu\varepsilon}.$$

(2) **Cas plastique** : Si $R_e < F/S_0 < R_m$, l'équation à résoudre pour un matériau recuit et sous l'hypothèse de Considère, est

$$\frac{F}{S_0} = R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} e^{1-\frac{\varepsilon}{n}} \right)^n.$$

(3) **Cas de rupture** : Si $F/S_0 > R_m$, la déformation peut être menée jusqu'à la rupture :

$$\varepsilon = \varepsilon_{\text{ult}}$$

2.7.1 Inversion de la fonction de traction

(1) **Cas élastique** : Si $F/S_0 \leq R_e$, l'équation à résoudre est

$$\frac{F}{S_0} = E\varepsilon e^{-2\nu\varepsilon}.$$

(2) **Cas plastique** : Si $R_e < F/S_0 < R_m$, l'équation à résoudre pour un matériau recuit et sous l'hypothèse de Considère, est

$$\frac{F}{S_0} = R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} e^{1-\frac{\varepsilon}{n}} \right)^n.$$

(3) **Cas de rupture** : Si $F/S_0 > R_m$, la déformation peut être menée jusqu'à la rupture :

$$\varepsilon = \varepsilon_{\text{ult}}$$

2.7.1 Inversion de la fonction de traction

(1) **Cas élastique** : Si $F/S_0 \leq R_e$, l'équation à résoudre est

$$\frac{F}{S_0} = E\varepsilon e^{-2\nu\varepsilon}.$$

(2) **Cas plastique** : Si $R_e < F/S_0 < R_m$, l'équation à résoudre pour un matériau recuit et sous l'hypothèse de Considère, est

$$\frac{F}{S_0} = R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} e^{1-\frac{\varepsilon}{n}} \right)^n.$$

(3) **Cas de rupture** : Si $F/S_0 > R_m$, la déformation peut être menée jusqu'à la rupture :

$$\varepsilon = \varepsilon_{\text{ult}}$$

► Equation de la déformation maximale aux tabl.

2.7.1 Inversion de la fonction de traction

(1) **Cas élastique** : Si $F/S_0 \leq R_e$, l'équation à résoudre est

$$\frac{F}{S_0} = E\varepsilon e^{-2\nu\varepsilon}.$$

(2) **Cas plastique** : Si $R_e < F/S_0 < R_m$, l'équation à résoudre pour un matériau recuit et sous l'hypothèse de Considère, est

$$\frac{F}{S_0} = R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} e^{1-\frac{\varepsilon}{n}} \right)^n.$$

(3) **Cas de rupture** : Si $F/S_0 > R_m$, la déformation peut être menée jusqu'à la rupture :

$$\varepsilon = \varepsilon_{\text{ult}}$$

2.7.2 Inversion de la fonction de traction - plasticité

- ***l'équation à résoudre est transcendante*** et cela même sous l'hypothèse de Considère. Dans le cas d'un matériau recuit, cette équation est :

$$\frac{F}{S_0} = R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} e^{1 - \frac{\varepsilon}{n}} \right)^n .$$

- *Méthode de résolution pour trouver $\varepsilon < n$:*

On pose $x = \frac{\varepsilon}{n} \sqrt[n]{\frac{F}{R_m S_0}}$

La relation de traction devient $x = \frac{1}{n} e^{1-x}$

On trouve x par itération :

▶ Algorithme

2.7.2 Inversion de la fonction de traction - plasticité

- ***l'équation à résoudre est transcendante*** et cela même sous l'hypothèse de Considère. Dans le cas d'un matériau recuit, cette équation est :

$$\frac{F}{S_0} = R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} e^{1 - \frac{\varepsilon}{n}} \right)^n.$$

- ***Méthode de résolution pour trouver $\varepsilon < n$:***

- *On pose $\alpha = \frac{1}{e} \sqrt[n]{\frac{F}{R_m S_0}}$.*
- *A partir de la condition initiale $x_0 = \alpha$, on effectue l'itération de pt. fixe*
- *On appelle \bar{x} sa limite et on trouve le taux de déformation réel*

2.7.2 Inversion de la fonction de traction - plasticité

- ***l'équation à résoudre est transcendante*** et cela même sous l'hypothèse de Considère. Dans le cas d'un matériau recuit, cette équation est :

$$\frac{F}{S_0} = R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} e^{1 - \frac{\varepsilon}{n}} \right)^n.$$

- ***Méthode de résolution pour trouver $\varepsilon < n$:***

- On pose $\alpha = \frac{1}{e} \sqrt[n]{\frac{F}{R_m S_0}}$.
- A partir de la condition initiale $x_0 = \alpha$, on effectue l'itération de pt. fixe
- On appelle \bar{x} sa limite et on trouve le taux de déformation réel

2.7.2 Inversion de la fonction de traction - plasticité

- ***l'équation à résoudre est transcendante*** et cela même sous l'hypothèse de Considère. Dans le cas d'un matériau recuit, cette équation est :

$$\frac{F}{S_0} = R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} e^{1 - \frac{\varepsilon}{n}} \right)^n.$$

- ***Méthode de résolution pour trouver $\varepsilon < n$:***

- On pose $\alpha = \frac{1}{e} \sqrt[n]{\frac{F}{R_m S_0}}$.
- A partir de la condition initiale $x_0 = \alpha$, on effectue l'itération de pt. fixe

$$x_{m+1} = \alpha e^{x_m}, \quad m = 0, 1, 2 \dots$$

- On appelle \bar{x} sa limite et on trouve le taux de déformation réel

$$\varepsilon = \bar{x}$$

2.7.2 Inversion de la fonction de traction - plasticité

- ***l'équation à résoudre est transcendante*** et cela même sous l'hypothèse de Considère. Dans le cas d'un matériau recuit, cette équation est :

$$\frac{F}{S_0} = R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} e^{1 - \frac{\varepsilon}{n}} \right)^n.$$

- ***Méthode de résolution pour trouver $\varepsilon < n$:***

- On pose $\alpha = \frac{1}{e} \sqrt[n]{\frac{F}{R_m S_0}}$.
- A partir de la condition initiale $x_0 = \alpha$, on effectue l'itération de pt. fixe

$$x_{m+1} = \alpha e^{x_m}, \quad m = 0, 1, 2 \dots$$

- On appelle \bar{x} sa limite et on trouve le taux de déformation réel

$$\varepsilon = n\bar{x}$$

2.7.2 Inversion de la fonction de traction - plasticité

- ***l'équation à résoudre est transcendante*** et cela même sous l'hypothèse de Considère. Dans le cas d'un matériau recuit, cette équation est :

$$\frac{F}{S_0} = R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} e^{1 - \frac{\varepsilon}{n}} \right)^n.$$

- ***Méthode de résolution pour trouver $\varepsilon < n$:***

- On pose $\alpha = \frac{1}{e} \sqrt[n]{\frac{F}{R_m S_0}}$.
- A partir de la condition initiale $x_0 = \alpha$, on effectue l'itération de pt. fixe

$$x_{m+1} = \alpha e^{x_m}, \quad m = 0, 1, 2 \dots$$

- On appelle \bar{x} sa limite et on trouve le taux de déformation réel

$$\varepsilon = n\bar{x}$$

2.7.2 Inversion de la fonction de traction - plasticité

- ***l'équation à résoudre est transcendante*** et cela même sous l'hypothèse de Considère. Dans le cas d'un matériau recuit, cette équation est :

$$\frac{F}{S_0} = R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} e^{1 - \frac{\varepsilon}{n}} \right)^n.$$

- ***Méthode de résolution pour trouver $\varepsilon < n$:***

- On pose $\alpha = \frac{1}{e} \sqrt[n]{\frac{F}{R_m S_0}}$.
- A partir de la condition initiale $x_0 = \alpha$, on effectue l'itération de pt. fixe

$$x_{m+1} = \alpha e^{x_m}, \quad m = 0, 1, 2 \dots$$

- On appelle \bar{x} sa limite et on trouve le taux de déformation réel ($\varepsilon < n \equiv \varepsilon_m$)

$$\varepsilon = n\bar{x}$$

2.7.2 Inversion de la fonction de traction - plasticité

- ***l'équation à résoudre est transcendante*** et cela même sous l'hypothèse de Considère. Dans le cas d'un matériau recuit, cette équation est :

$$\frac{F}{S_0} = R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} e^{1 - \frac{\varepsilon}{n}} \right)^n.$$

- ***Méthode de résolution pour trouver $\varepsilon < n$:***

- On pose $\alpha = \frac{1}{e} \sqrt[n]{\frac{F}{R_m S_0}}$.
- A partir de la condition initiale $x_0 = \alpha$, on effectue l'itération de pt. fixe

$$x_{m+1} = \alpha e^{x_m}, \quad m = 0, 1, 2 \dots$$

- On appelle \bar{x} sa limite et on trouve le taux de déformation réel ($\varepsilon < n \equiv \varepsilon_m$)

$$\varepsilon = n\bar{x}$$

▶ Exemple

2.7.2 Inversion de la fonction de traction - plasticité

- ***l'équation à résoudre est transcendante*** et cela même sous l'hypothèse de Considère. Dans le cas d'un matériau recuit, cette équation est :

$$\frac{F}{S_0} = R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} e^{1 - \frac{\varepsilon}{n}} \right)^n.$$

- ***Méthode de résolution pour trouver $\varepsilon < n$:***

- On pose $\alpha = \frac{1}{e} \sqrt[n]{\frac{F}{R_m S_0}}$.
- A partir de la condition initiale $x_0 = \alpha$, on effectue l'itération de pt. fixe

$$x_{m+1} = \alpha e^{x_m}, \quad m = 0, 1, 2 \dots$$

- On appelle \bar{x} sa limite et on trouve le taux de déformation réel ($\varepsilon < n \equiv \varepsilon_m$)

$$\varepsilon = n\bar{x}$$

2.7.2 Inversion de la fonction de traction - plasticité

- ***l'équation à résoudre est transcendante*** et cela même sous l'hypothèse de Considère. Dans le cas d'un matériau recuit, cette équation est :

$$\frac{F}{S_0} = R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} e^{1 - \frac{\varepsilon}{n}} \right)^n.$$

- ***Méthode de résolution pour trouver $\varepsilon < n$:***

- On pose $\alpha = \frac{1}{e} \sqrt[n]{\frac{F}{R_m S_0}}$.
- A partir de la condition initiale $x_0 = \alpha$, on effectue l'itération de pt. fixe

$$x_{m+1} = \alpha e^{x_m}, \quad m = 0, 1, 2 \dots$$

- On appelle \bar{x} sa limite et on trouve le taux de déformation réel ($\varepsilon < n \equiv \varepsilon_m$)

$$\varepsilon = n\bar{x}$$

Exo 2, Série 3 : inversion de la fonction de traction

- 8. Energie de déformation
- 9. L'expérience de dureté
- 10. L'expérience de compression

2.8.1 Energie spécifique de déformation

- Le travail fourni sur un épisode de l'expérience de traction est

$$dA = S\sigma dl \implies dA = V\sigma d\varepsilon.$$

- Le travail total pour amener l'échantillon au taux de déformation réel ε_f vaut :

$$A = \int_0^{\varepsilon_f} V\sigma d\varepsilon$$

- Si le matériau est *incompressible* alors $V = V_0$ et

► Episode de traction

2.8.1 Energie spécifique de déformation

- Le travail fourni sur un épisode de l'expérience de traction est

$$dA = S\sigma dl \implies dA = V\sigma d\varepsilon.$$

- Le travail total pour amener l'échantillon au taux de déformation réel ε_f vaut :

$$A = \int_0^{\varepsilon_f} V\sigma d\varepsilon$$

- Si le matériau est **incompressible** alors $V = V_0$ et

$$A = V_0 \int_0^{\varepsilon_f} \sigma d\varepsilon$$

2.8.1 Energie spécifique de déformation

- Le travail fourni sur un épisode de l'expérience de traction est

$$dA = S\sigma dl \implies dA = V\sigma d\varepsilon.$$

- Le travail total pour amener l'échantillon au taux de déformation réel ε_f vaut :

$$A = \int_0^{\varepsilon_f} V\sigma d\varepsilon$$

- Si le matériau est *incompressible* alors $V = V_0$ et

$$A = V_0 \int_0^{\varepsilon_f} \sigma d\varepsilon$$

2.8.1 Energie spécifique de déformation

- Le travail fourni sur un épisode de l'expérience de traction est

$$dA = S\sigma dl \implies dA = V\sigma d\varepsilon.$$

- Le travail total pour amener l'échantillon au taux de déformation réel ε_f vaut :

$$A = \int_0^{\varepsilon_f} V\sigma d\varepsilon$$

- Si le matériau est **incompressible** alors $V = V_0$ et

$$A = V_0 \int_0^{\varepsilon_f} \sigma d\varepsilon$$

2.8.1 Energie spécifique de déformation

- Le travail fourni sur un épisode de l'expérience de traction est

$$dA = S\sigma dl \implies dA = V\sigma d\varepsilon.$$

- Le travail total pour amener l'échantillon au taux de déformation réel ε_f vaut :

$$A = \int_0^{\varepsilon_f} V\sigma d\varepsilon$$

- Si le matériau est **incompressible** alors $V = V_0$ et

$$A = V_0 \int_0^{\varepsilon_f} \sigma d\varepsilon = V_0 \eta$$

$$\text{où } \eta = \int_0^{\varepsilon_f} \sigma d\varepsilon$$

- Pour un matériau général, $V_0 \eta$ est
- Pour un matériau général, $V_0 \eta$ est une **sur-estimation** du travail A .

2.8.1 Energie spécifique de déformation

- Le travail fourni sur un épisode de l'expérience de traction est

$$dA = S\sigma dl \implies dA = V\sigma d\varepsilon.$$

- Le travail total pour amener l'échantillon au taux de déformation réel ε_f vaut :

$$A = \int_0^{\varepsilon_f} V\sigma d\varepsilon$$

- Si le matériau est **incompressible** alors $V = V_0$ et

$$A = V_0 \int_0^{\varepsilon_f} \sigma d\varepsilon = V_0 \eta$$

où $\eta = \int_0^{\varepsilon_f} \sigma d\varepsilon$ (énergie spécifique de déformation)

- Pour un matériau général, $V_0 \eta$ est
- Pour un matériau général, $V_0 \eta$ est une **sur-estimation** du travail A .

2.8.1 Energie spécifique de déformation

- Le travail fourni sur un épisode de l'expérience de traction est

$$dA = S\sigma dl \implies dA = V\sigma d\varepsilon.$$

- Le travail total pour amener l'échantillon au taux de déformation réel ε_f vaut :

$$A = \int_0^{\varepsilon_f} V\sigma d\varepsilon$$

- Si le matériau est **incompressible** alors $V = V_0$ et

$$A = V_0 \int_0^{\varepsilon_f} \sigma d\varepsilon = V_0 \eta$$

où $\eta = \int_0^{\varepsilon_f} \sigma d\varepsilon$ (énergie spécifique de déformation)

- Pour un matériau général, $V_0 \eta$ est
- Pour un matériau général, est une sur-estimation du travail A .

2.8.1 Energie spécifique de déformation

- Le travail fourni sur un épisode de l'expérience de traction est

$$dA = S\sigma dl \implies dA = V\sigma d\varepsilon.$$

- Le travail total pour amener l'échantillon au taux de déformation réel ε_f vaut :

$$A = \int_0^{\varepsilon_f} V\sigma d\varepsilon$$

- Si le matériau est **incompressible** alors $V = V_0$ et

$$A = V_0 \int_0^{\varepsilon_f} \sigma d\varepsilon = V_0 \eta$$

où $\eta = \int_0^{\varepsilon_f} \sigma d\varepsilon$ **(énergie spécifique de déformation)**

- Pour un matériau général, $V_0 \eta$ est
- Pour un matériau général, est une **sur-estimation** du travail A .

► Energie spécifique de déformation

2.8.1 Energie spécifique de déformation

- Le travail fourni sur un épisode de l'expérience de traction est

$$dA = S\sigma dl \implies dA = V\sigma d\varepsilon.$$

- Le travail total pour amener l'échantillon au taux de déformation réel ε_f vaut :

$$A = \int_0^{\varepsilon_f} V\sigma d\varepsilon$$

- Si le matériau est **incompressible** alors $V = V_0$ et

$$A = V_0 \int_0^{\varepsilon_f} \sigma d\varepsilon = V_0 \eta$$

où $\eta = \int_0^{\varepsilon_f} \sigma d\varepsilon$ (**énergie spécifique de déformation**)

- Pour un matériau général, $V_0 \eta$ est
- Pour un matériau général, $V_0 \eta$ est une **sur-estimation** du travail A .

▶ L'unité de η est celle de σ , est-ce compatible pour une énergie spécifique ? (Tableaux 7f)

2.8.1 Energie spécifique de déformation

- Le travail fourni sur un épisode de l'expérience de traction est

$$dA = S\sigma dl \implies dA = V\sigma d\varepsilon.$$

- Le travail total pour amener l'échantillon au taux de déformation réel ε_f vaut :

$$A = \int_0^{\varepsilon_f} V\sigma d\varepsilon$$

- Si le matériau est **incompressible** alors $V = V_0$ et

$$A = V_0 \int_0^{\varepsilon_f} \sigma d\varepsilon = V_0 \eta$$

$$\text{où } \eta = \int_0^{\varepsilon_f} \sigma d\varepsilon \quad (\text{énergie spécifique de déformation})$$

- Pour un matériau général, $V_0 \eta$ est
- Pour un matériau général, $V_0 \eta$ est une sur-estimation du travail A .

2.8.1 Energie spécifique de déformation

- Le travail fourni sur un épisode de l'expérience de traction est

$$dA = S\sigma dl \implies dA = V\sigma d\varepsilon.$$

- Le travail total pour amener l'échantillon au taux de déformation réel ε_f vaut :

$$A = \int_0^{\varepsilon_f} V\sigma d\varepsilon$$

- Si le matériau est **incompressible** alors $V = V_0$ et

$$A = V_0 \int_0^{\varepsilon_f} \sigma d\varepsilon = V_0 \eta$$

$$\text{où } \eta = \int_0^{\varepsilon_f} \sigma d\varepsilon \quad (\text{énergie spécifique de déformation})$$

- Pour un matériau général, $V_0\eta$ est
- Pour un matériau général, $V_0\eta$ est une **sur-estimation** du travail A .

►► Même si le matériau est compressible le produit $V_0\eta$ a un sens, lequel ? (Tableaux 7d)

2.8.1 Energie spécifique de déformation

- Le travail fourni sur un épisode de l'expérience de traction est

$$dA = S\sigma dl \implies dA = V\sigma d\varepsilon.$$

- Le travail total pour amener l'échantillon au taux de déformation réel ε_f vaut :

$$A = \int_0^{\varepsilon_f} V\sigma d\varepsilon$$

- Si le matériau est **incompressible** alors $V = V_0$ et

$$A = V_0 \int_0^{\varepsilon_f} \sigma d\varepsilon = V_0 \eta$$

$$\text{où } \eta = \int_0^{\varepsilon_f} \sigma d\varepsilon \quad (\text{énergie spécifique de déformation})$$

- Pour un matériau général, $V_0\eta$ est **une sous-estimation du travail A.**
- Pour un matériau général, $V_0\eta$ est **une sur-estimation du travail A.**

2.8.1 Energie spécifique de déformation

- Le travail fourni sur un épisode de l'expérience de traction est

$$dA = S\sigma dl \implies dA = V\sigma d\varepsilon.$$

- Le travail total pour amener l'échantillon au taux de déformation réel ε_f vaut :

$$A = \int_0^{\varepsilon_f} V\sigma d\varepsilon$$

- Si le matériau est **incompressible** alors $V = V_0$ et

$$A = V_0 \int_0^{\varepsilon_f} \sigma d\varepsilon = V_0 \eta$$

$$\text{où } \eta = \int_0^{\varepsilon_f} \sigma d\varepsilon \quad (\text{énergie spécifique de déformation})$$

- Pour un matériau général, $V_0\eta$ est une **sous-estimation** du travail A .
- Pour un matériau général, $V_m\eta$ est une **sur-estimation** du travail A .

► Il est aussi possible d'obtenir une sur-estimation du travail A (Tableaux 7e)

2.8.1 Energie spécifique de déformation

- Le travail fourni sur un épisode de l'expérience de traction est

$$dA = S\sigma dl \implies dA = V\sigma d\varepsilon.$$

- Le travail total pour amener l'échantillon au taux de déformation réel ε_f vaut :

$$A = \int_0^{\varepsilon_f} V\sigma d\varepsilon$$

- Si le matériau est **incompressible** alors $V = V_0$ et

$$A = V_0 \int_0^{\varepsilon_f} \sigma d\varepsilon = V_0 \eta$$

$$\text{où } \eta = \int_0^{\varepsilon_f} \sigma d\varepsilon \quad (\text{énergie spécifique de déformation})$$

- Pour un matériau général, $V_0\eta$ est une **sous-estimation** du travail A .
- Pour un matériau général, $V_f\eta$ est **une sur-estimation** du travail A .

2.8.1 Energie spécifique de déformation

- Le travail fourni sur un épisode de l'expérience de traction est

$$dA = S\sigma dl \implies dA = V\sigma d\varepsilon.$$

- Le travail total pour amener l'échantillon au taux de déformation réel ε_f vaut :

$$A = \int_0^{\varepsilon_f} V\sigma d\varepsilon$$

- Si le matériau est **incompressible** alors $V = V_0$ et

$$A = V_0 \int_0^{\varepsilon_f} \sigma d\varepsilon = V_0 \eta$$

$$\text{où } \eta = \int_0^{\varepsilon_f} \sigma d\varepsilon \quad (\text{énergie spécifique de déformation})$$

- Pour un matériau général, $V_0\eta$ est une **sous-estimation** du travail A .
- Pour un matériau général, $V_f\eta$ est une **sur-estimation** du travail A .

2.8.1 Energie spécifique de déformation

- Le travail fourni sur un épisode de l'expérience de traction est

$$dA = S\sigma dl \implies dA = V\sigma d\varepsilon.$$

- Le travail total pour amener l'échantillon au taux de déformation réel ε_f vaut :

$$A = \int_0^{\varepsilon_f} V\sigma d\varepsilon$$

- Si le matériau est **incompressible** alors $V = V_0$ et

$$A = V_0 \int_0^{\varepsilon_f} \sigma d\varepsilon = V_0 \eta$$

$$\text{où } \eta = \int_0^{\varepsilon_f} \sigma d\varepsilon \quad (\text{énergie spécifique de déformation})$$

- Pour un matériau général, $V_0\eta$ est une **sous-estimation** du travail A .
- Pour un matériau général, $V_f\eta$ est une **sur-estimation** du travail A .

2.8.1 Energie spécifique de déformation

- Le travail fourni sur un épisode de l'expérience de traction est

$$dA = S\sigma dl \implies dA = V\sigma d\varepsilon.$$

- Le travail total pour amener l'échantillon au taux de déformation réel ε_f vaut :

$$A = \int_0^{\varepsilon_f} V\sigma d\varepsilon$$

- Si le matériau est **incompressible** alors $V = V_0$ et

$$A = V_0 \int_0^{\varepsilon_f} \sigma d\varepsilon = V_0 \eta$$

$$\text{où } \eta = \int_0^{\varepsilon_f} \sigma d\varepsilon \quad (\text{énergie spécifique de déformation})$$

- Pour un matériau général, $V_0\eta$ est une **sous-estimation** du travail A .
- Pour un matériau général, $V_f\eta$ est une **sur-estimation** du travail A .

Exo 1, Série 4 : énergie nécessaire pour étirer des agrafes

2.8.2 Ténacité - Définition

La **ténacité** T est l'énergie spécifique de déformation jusqu'en rupture :

$$T = \int_0^{\varepsilon_{\text{ult}}} \sigma d\varepsilon$$

2.8.2 Ténacité - Définition

La **ténacité** T est l'énergie spécifique de déformation jusqu'en rupture :

$$T = \int_0^{\varepsilon_{\text{ult}}} \sigma d\varepsilon$$

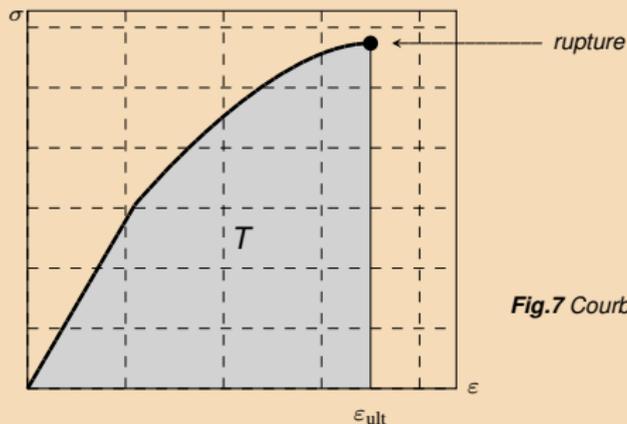


Fig.7 Courbe de traction réelle

2.8.2 Ténacité - Définition

La **ténacité** T est l'énergie spécifique de déformation jusqu'en rupture :

$$T = \int_0^{\varepsilon_{\text{ult}}} \sigma d\varepsilon$$

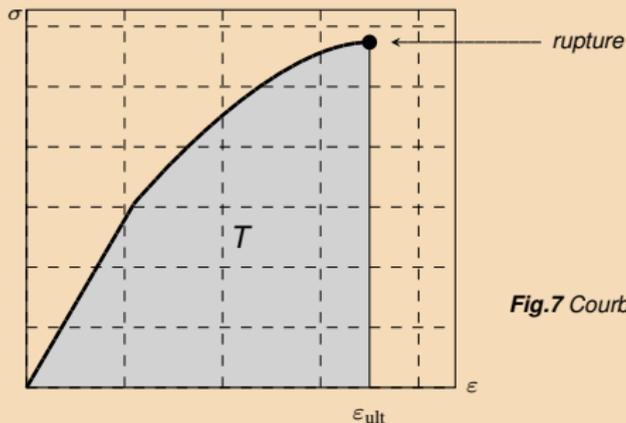


Fig.7 Courbe de traction réelle

► Il ne faut surtout pas confondre résistance et ténacité !

2.8.2 Ténacité - Définition

La **ténacité** T est l'énergie spécifique de déformation jusqu'en rupture :

$$T = \int_0^{\varepsilon_{\text{ult}}} \sigma d\varepsilon$$

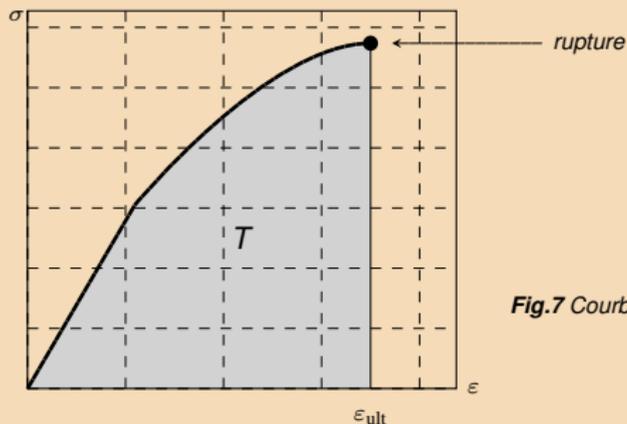


Fig.7 Courbe de traction réelle

2.8.2 Ténacité - Définition

La **ténacité** T est l'énergie spécifique de déformation jusqu'en rupture :

$$T = \int_0^{\varepsilon_{\text{ult}}} \sigma d\varepsilon$$

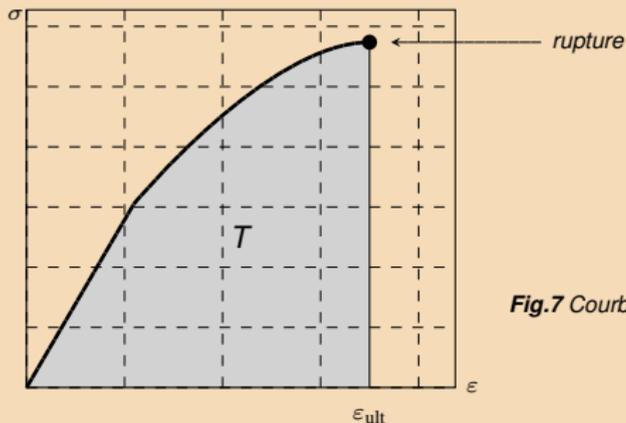


Fig.7 Courbe de traction réelle

Quelle est l'unité de la ténacité ?

2.9.1 L'expérience de dureté - Définition

- *La dureté est une mesure hybride corrélée à la limite élastique mais aussi à l'usure.*
- *Les mesures de dureté standardisées sont nombreuses (Brinell, Vickers, Rockwell). Elles sont en principe simples et non destructives.*
- *La mesure la plus classique est due à Brinell (dureté HB).*

la pièce à mesurer

$$HB = \frac{\text{charge en [kg]}}{\text{surface de l'empreinte en [mm}^2\text{]}}$$

2.9.1 L'expérience de dureté - Définition

- *La dureté est une mesure hybride corrélée à la limite élastique mais aussi à l'usure.* ▶ fin
- *Les mesures de dureté standardisées sont nombreuses (Brinell, Vickers, Rockwell). Elles sont en principe simples et non destructives.*
- *La mesure la plus classique est due à Brinell (dureté HB).*

la pièce à mesurer

$$HB = \frac{\text{charge en [kg]}}{\text{surface de l'empreinte en [mm}^2\text{]}}$$

2.9.1 L'expérience de dureté - Définition

- *La dureté est une mesure hybride corrélée à la limite élastique mais aussi à l'usure.*
- *Les mesures de dureté standardisées sont nombreuses (Brinell, Vickers, Rockwell). Elles sont en principe simples et non destructives.*
- *La mesure la plus classique est due à Brinell (dureté HB).*

la pièce à mesurer

$$HB = \frac{\text{charge en [kg]}}{\text{surface de l'empreinte en [mm}^2\text{]}}$$

2.9.1 L'expérience de dureté - Définition

- *La dureté est une mesure hybride corrélée à la limite élastique mais aussi à l'usure.*
- *Les mesures de dureté standardisées sont nombreuses (Brinell, Vickers, Rockwell). Elles sont en principe simples et non destructives.*
- *La mesure la plus classique est due à Brinell (dureté HB).*

la pièce à mesurer

$$HB = \frac{\text{charge en [kg]}}{\text{surface de l'empreinte en [mm}^2\text{]}}$$

2.9.1 L'expérience de dureté - Définition

- *La dureté est une mesure hybride corrélée à la limite élastique mais aussi à l'usure.*
- *Les mesures de dureté standardisées sont nombreuses (Brinell, Vickers, Rockwell). Elles sont en principe simples et non destructives.*
- *La mesure la plus classique est due à Brinell (dureté HB).*

la pièce à mesurer

$$HB = \frac{\text{charge en [kg]}}{\text{surface de l'empreinte en [mm}^2\text{]}}$$

2.9.1 L'expérience de dureté - Définition

- *La dureté est une mesure hybride corrélée à la limite élastique mais aussi à l'usure.*
- *Les mesures de dureté standardisées sont nombreuses (Brinell, Vickers, Rockwell). Elles sont en principe simples et non destructives.*
- *La mesure la plus classique est due à Brinell (dureté HB).*



$$HB = \frac{\text{charge en [kg]}}{\text{surface de l'empreinte en [mm}^2\text{]}}$$

2.9.1 L'expérience de dureté - Définition

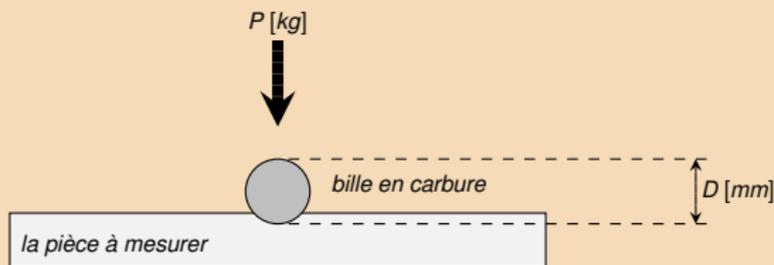
- La dureté est une mesure hybride corrélée à la limite élastique mais aussi à l'usure.
- Les mesures de dureté standardisées sont nombreuses (Brinell, Vickers, Rockwell). Elles sont en principe simples et non destructives.
- La mesure la plus classique est due à Brinell (dureté HB).



$$HB = \frac{\text{charge en [kg]}}{\text{surface de l'empreinte en [mm}^2\text{]}}$$

2.9.1 L'expérience de dureté - Définition

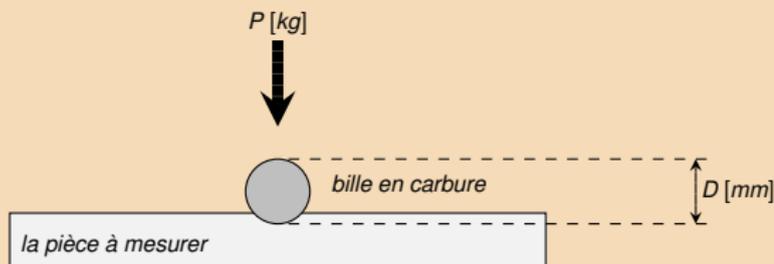
- La dureté est une mesure hybride corrélée à la limite élastique mais aussi à l'usure.
- Les mesures de dureté standardisées sont nombreuses (Brinell, Vickers, Rockwell). Elles sont en principe simples et non destructives.
- La mesure la plus classique est due à Brinell (dureté HB).



$$HB = \frac{\text{charge en [kg]}}{\text{surface de l'empreinte en [mm}^2\text{]}}$$

2.9.1 L'expérience de dureté - Définition

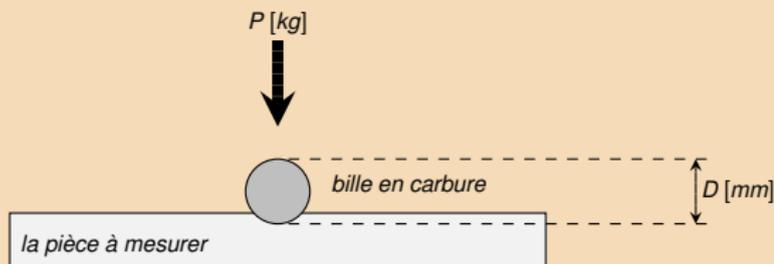
- La dureté est une mesure hybride corrélée à la limite élastique mais aussi à l'usure.
- Les mesures de dureté standardisées sont nombreuses (Brinell, Vickers, Rockwell). Elles sont en principe simples et non destructives.
- La mesure la plus classique est due à Brinell (dureté HB).



$$HB = \frac{\text{charge en [kg]}}{\text{surface de l'empreinte en [mm}^2\text{]}} = \frac{P}{\pi D(D - \sqrt{D^2 - d^2})}$$

2.9.1 L'expérience de dureté - Définition

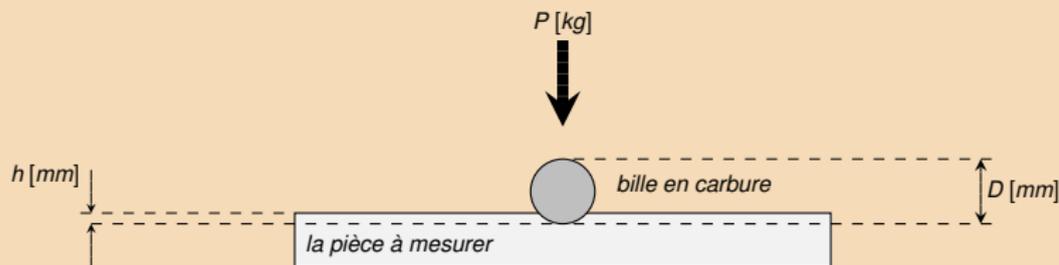
- La dureté est une mesure hybride corrélée à la limite élastique mais aussi à l'usure.
- Les mesures de dureté standardisées sont nombreuses (Brinell, Vickers, Rockwell). Elles sont en principe simples et non destructives.
- La mesure la plus classique est due à Brinell (dureté HB).



$$HB = \frac{\text{charge en [kg]}}{\text{surface de l'empreinte en [mm}^2\text{]}} = \frac{P}{\pi Dh} = \frac{2P}{\pi D(D - \sqrt{D^2 - d^2})}$$

2.9.1 L'expérience de dureté - Définition

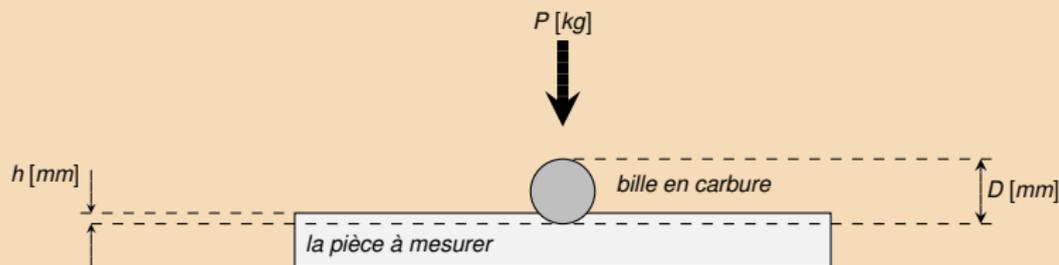
- La dureté est une mesure hybride corrélée à la limite élastique mais aussi à l'usure.
- Les mesures de dureté standardisées sont nombreuses (Brinell, Vickers, Rockwell). Elles sont en principe simples et non destructives.
- La mesure la plus classique est due à Brinell (dureté HB).



$$HB = \frac{\text{charge en [kg]}}{\text{surface de l'empreinte en [mm}^2]} = \frac{P}{\pi Dh} = \frac{2P}{\pi D(D - \sqrt{D^2 - d^2})}$$

2.9.1 L'expérience de dureté - Définition

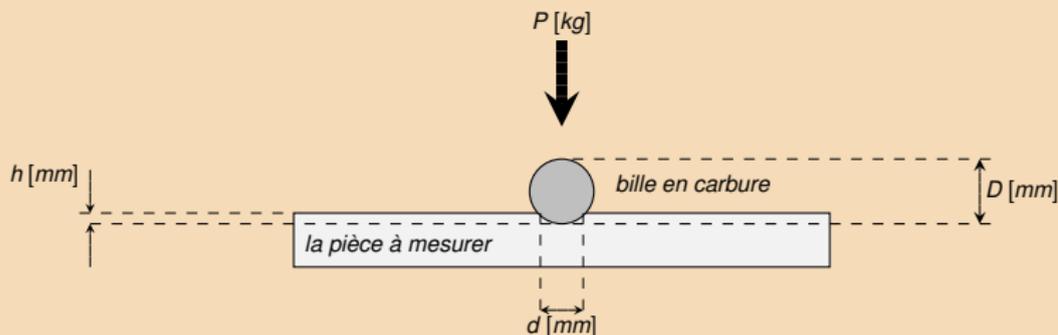
- La dureté est une mesure hybride corrélée à la limite élastique mais aussi à l'usure.
- Les mesures de dureté standardisées sont nombreuses (Brinell, Vickers, Rockwell). Elles sont en principe simples et non destructives.
- La mesure la plus classique est due à Brinell (dureté HB).



$$HB = \frac{\text{charge en [kg]}}{\text{surface de l'empreinte en [mm}^2\text{]}} = \frac{P}{\pi Dh} = \frac{2P}{\pi D(D - \sqrt{D^2 - d^2})}$$

2.9.1 L'expérience de dureté - Définition

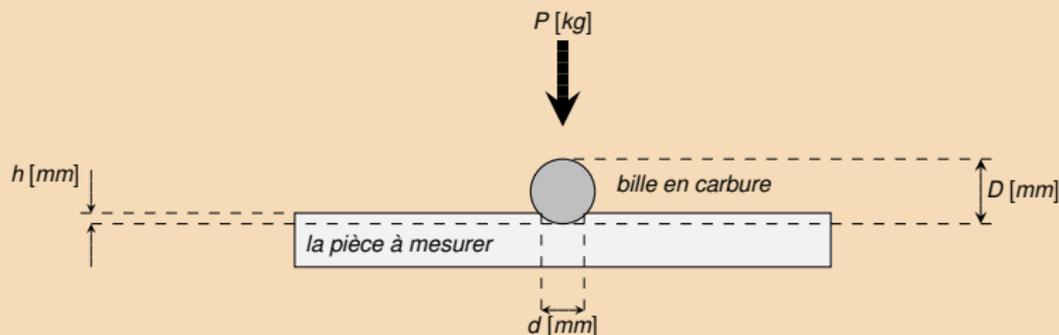
- La dureté est une mesure hybride corrélée à la limite élastique mais aussi à l'usure.
- Les mesures de dureté standardisées sont nombreuses (Brinell, Vickers, Rockwell). Elles sont en principe simples et non destructives.
- La mesure la plus classique est due à Brinell (dureté HB).



$$HB = \frac{\text{charge en [kg]}}{\text{surface de l'empreinte en [mm}^2]} = \frac{P}{\pi Dh} = \frac{2P}{\pi D(D - \sqrt{D^2 - d^2})}$$

2.9.1 L'expérience de dureté - Définition

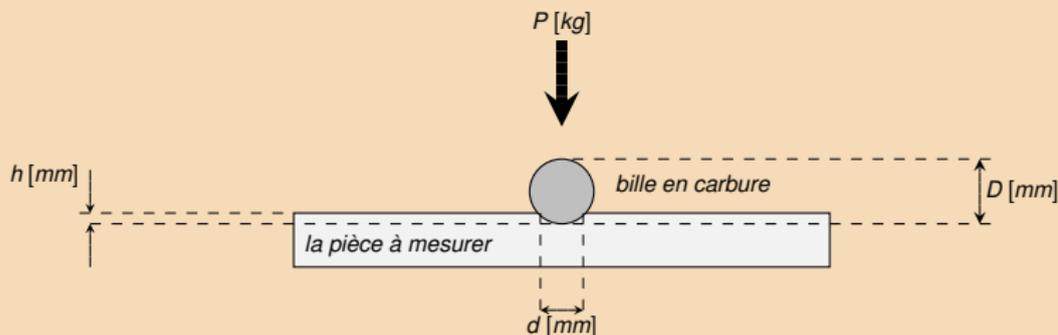
- La dureté est une mesure hybride corrélée à la limite élastique mais aussi à l'usure.
- Les mesures de dureté standardisées sont nombreuses (Brinell, Vickers, Rockwell). Elles sont en principe simples et non destructives.
- La mesure la plus classique est due à Brinell (dureté HB).



$$HB = \frac{\text{charge en [kg]}}{\text{surface de l'empreinte en [mm}^2\text{]}} = \frac{P}{\pi Dh} \implies \text{Tableau 10} = \frac{2P}{\pi D(D - \sqrt{D^2 - d^2})}$$

2.9.1 L'expérience de dureté - Définition

- La dureté est une mesure hybride corrélée à la limite élastique mais aussi à l'usure.
- Les mesures de dureté standardisées sont nombreuses (Brinell, Vickers, Rockwell). Elles sont en principe simples et non destructives.
- La mesure la plus classique est due à Brinell (dureté HB).

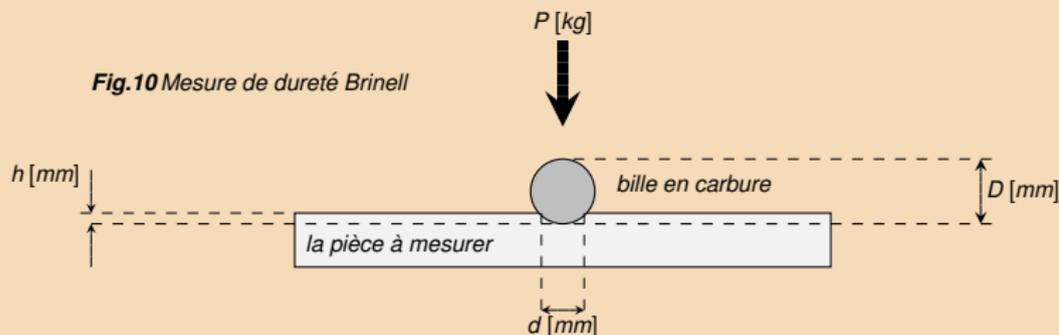


$$HB = \frac{\text{charge en [kg]}}{\text{surface de l'empreinte en [mm}^2]} = \frac{P}{\pi Dh} = \frac{2P}{\pi D(D - \sqrt{D^2 - d^2})}$$

2.9.1 L'expérience de dureté - Définition

- La dureté est une mesure hybride corrélée à la limite élastique mais aussi à l'usure.
- Les mesures de dureté standardisées sont nombreuses (Brinell, Vickers, Rockwell). Elles sont en principe simples et non destructives.
- La mesure la plus classique est due à Brinell (dureté HB).

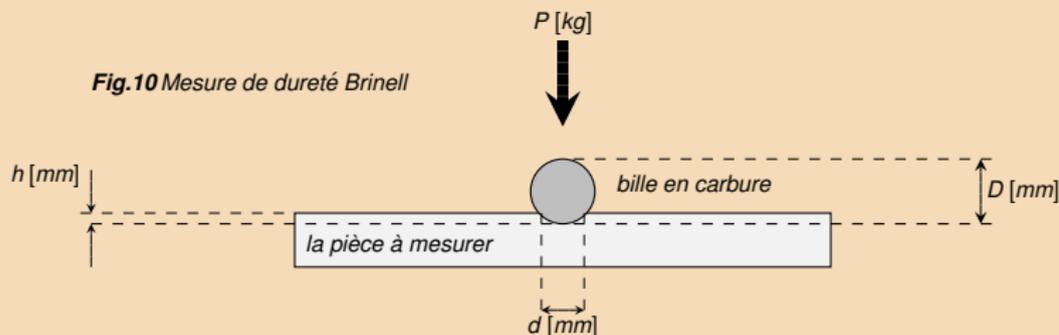
Fig.10 Mesure de dureté Brinell



$$HB = \frac{\text{charge en [kg]}}{\text{surface de l'empreinte en [mm}^2]} = \frac{P}{\pi Dh} = \frac{2P}{\pi D(D - \sqrt{D^2 - d^2})}$$

2.9.1 L'expérience de dureté - Définition

- La dureté est une mesure hybride corrélée à la limite élastique mais aussi à l'usure.
- Les mesures de dureté standardisées sont nombreuses (Brinell, Vickers, Rockwell). Elles sont en principe simples et non destructives.
- La mesure la plus classique est due à Brinell (dureté HB).



$$HB = \frac{\text{charge en [kg]}}{\text{surface de l'empreinte en [mm}^2\text{]}} = \frac{P}{\pi Dh} = \frac{2P}{\pi D(D - \sqrt{D^2 - d^2})}$$

2.9.2 Dureté et Limite élastique.

- *Il existe une relation approximative entre la dureté et la limite élastique.*
- *Lorsque l'on donne HB en unité de $[kg/mm^2]$, on peut approcher R_e en unité de $[MPa]$ grâce aux formules :*
 - $R_e \simeq 3.5HB$, pour des matériaux écrouis,
 - $R_e \simeq 2.0HB$, pour des matériaux recuits.

2.9.2 Dureté et Limite élastique.

- *Il existe une relation approximative entre la dureté et la limite élastique.*
- *Lorsque l'on donne HB en unité de $[kg/mm^2]$, on peut approcher R_e en unité de $[MPa]$ grâce aux formules :*
 - $R_e \simeq 3.5HB$, pour des matériaux écrouis,
 - $R_e \simeq 2.0HB$, pour des matériaux recuits.



J.A. Brinell (1849-1925)

2.9.2 Dureté et Limite élastique.

- *Il existe une relation approximative entre la dureté et la limite élastique.*
- *Lorsque l'on donne HB en unité de $[kg/mm^2]$, on peut approcher R_e en unité de $[MPa]$ grâce aux formules :*
 - $R_e \simeq 3.5HB$, pour des matériaux écrouis,
 - $R_e \simeq 2.0HB$, pour des matériaux recuits.



J.A. Brinell (1849-1925)



Basil Zaharoff (1849-1936)
former CEO of Vickers Ltd

2.9.2 Dureté et Limite élastique.

- Il existe une relation approximative entre la dureté et la limite élastique.
- Lorsque l'on donne HB en unité de $[kg/mm^2]$, on peut approcher R_e en unité de $[MPa]$ grâce aux formules :
 - $R_e \simeq 3.5HB$, pour des matériaux écrouis,
 - $R_e \simeq 2.0HB$, pour des matériaux recuits.



J.A. Brinell (1849-1925)

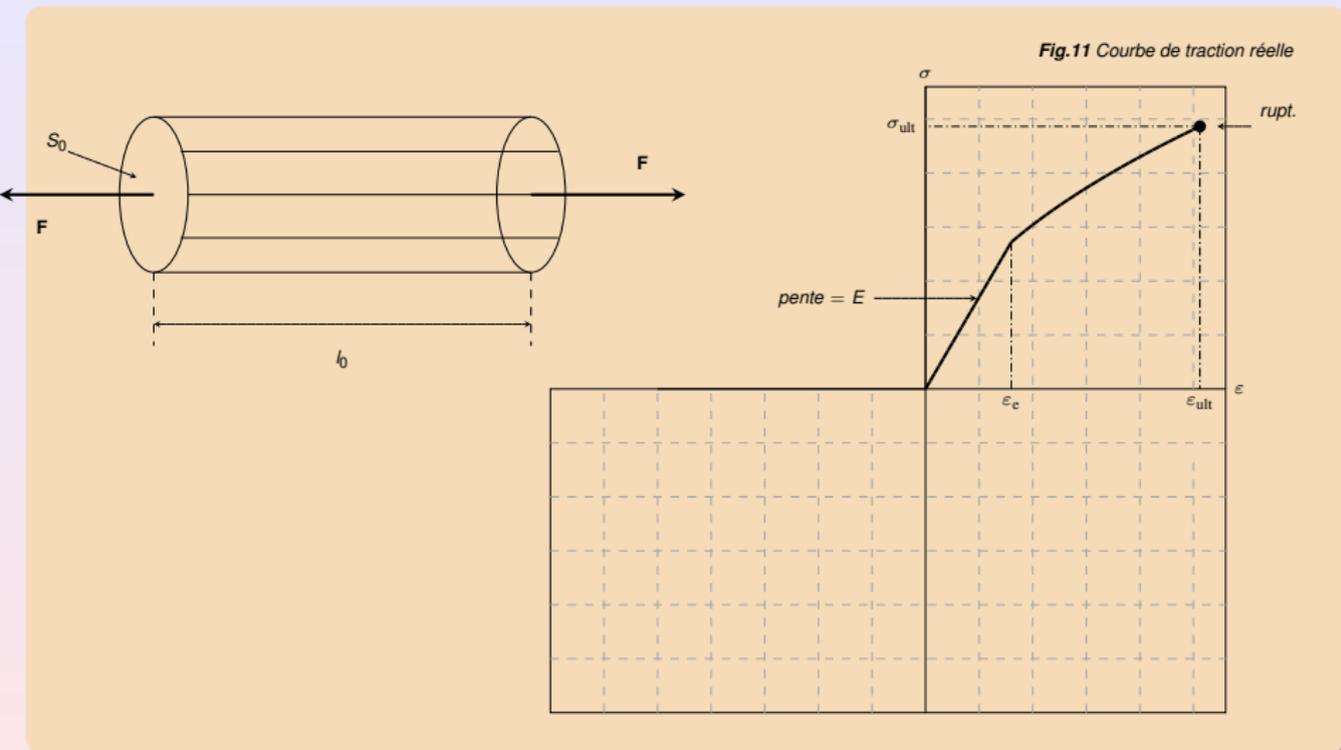


M. Bazaroff
Ds "L'oreille cassée"



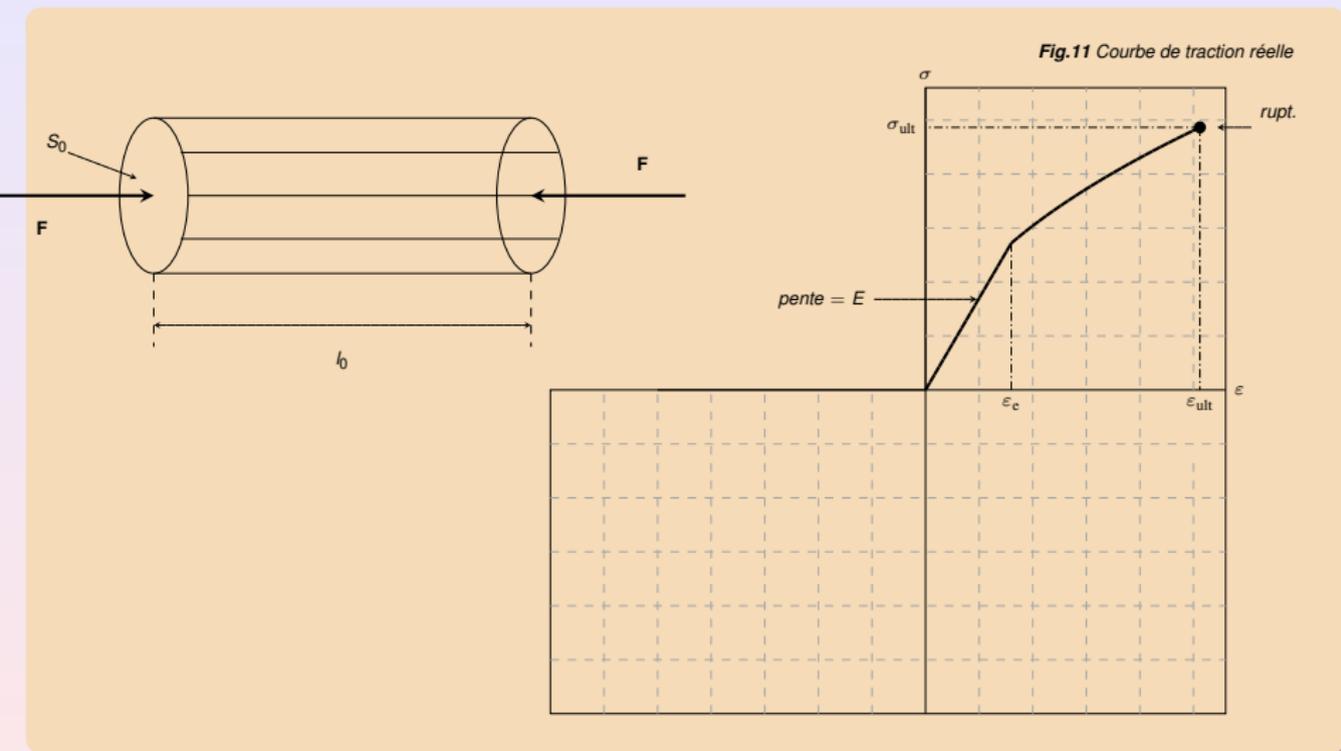
Basil Zaharoff (1849-1936)
former CEO of Vickers Ltd

2.10.1 L'expérience de compression



Cette expérience permet de compléter la courbe de traction pour des contraintes < 0

2.10.1 L'expérience de compression



Cette expérience permet de compléter la courbe de traction pour des contraintes < 0

2.10.1 L'expérience de compression

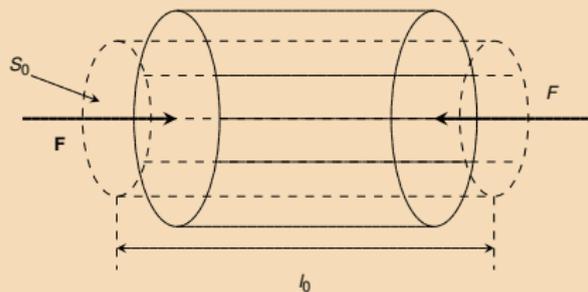
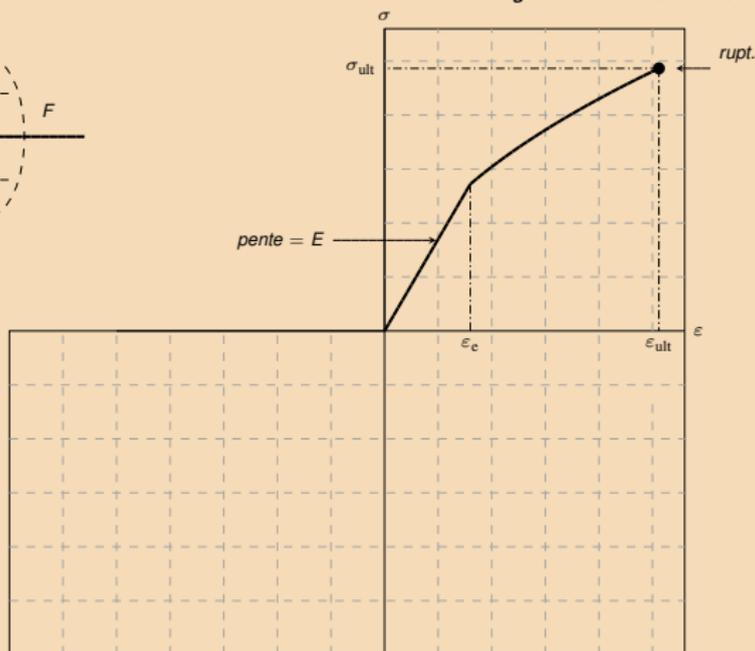


Fig.11 Courbe de traction réelle



2.10.1 L'expérience de compression

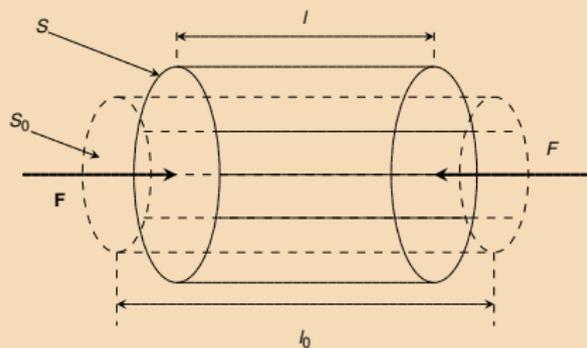
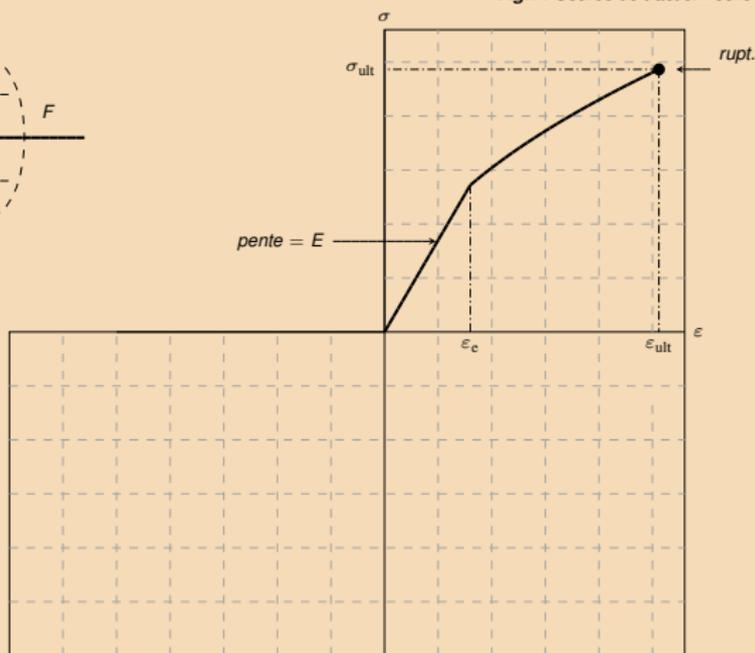
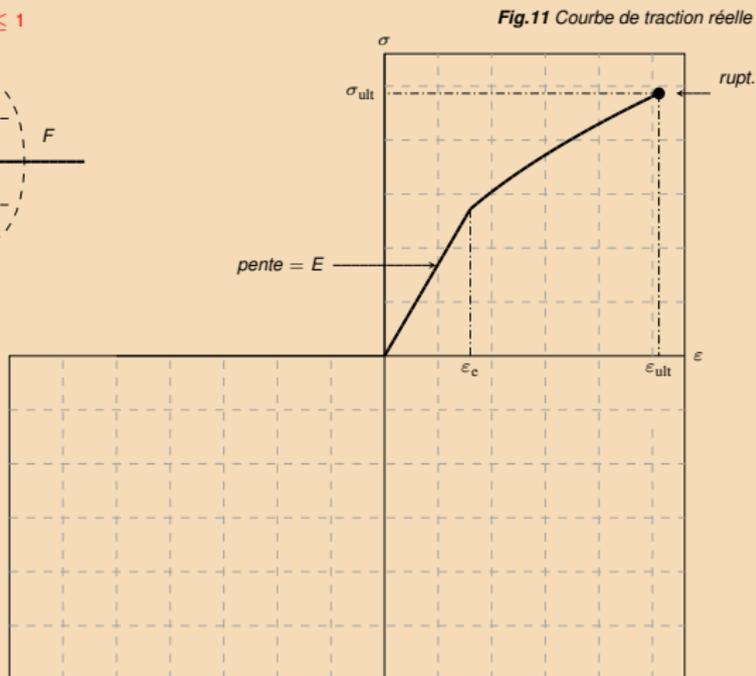
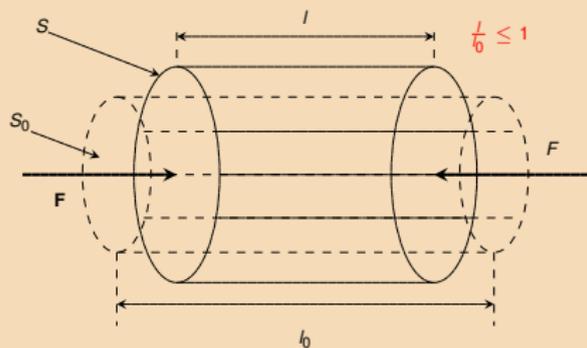


Fig.11 Courbe de traction réelle



2.10.1 L'expérience de compression



2.10.1 L'expérience de compression

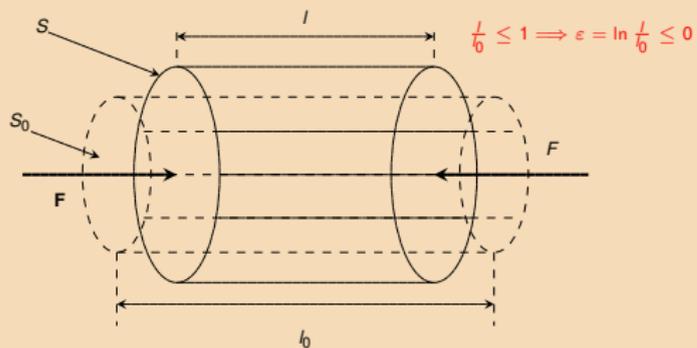
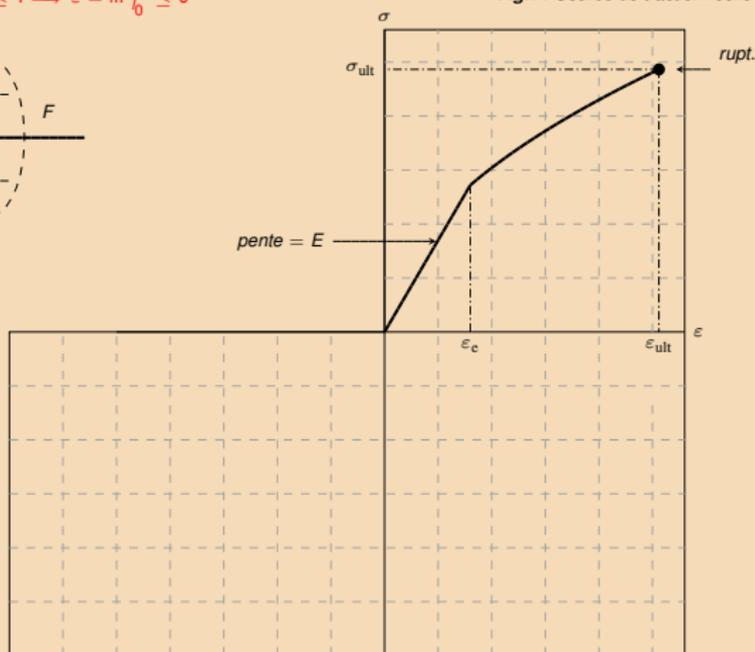
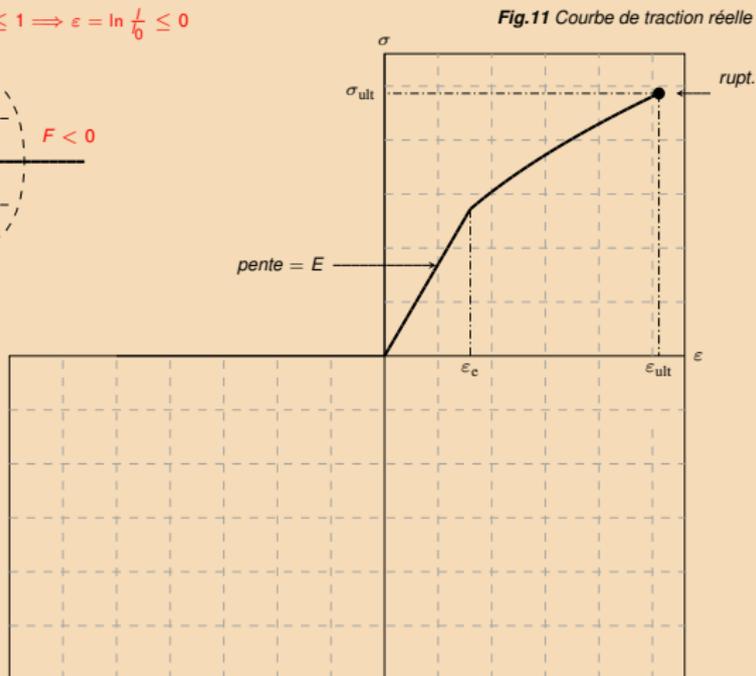
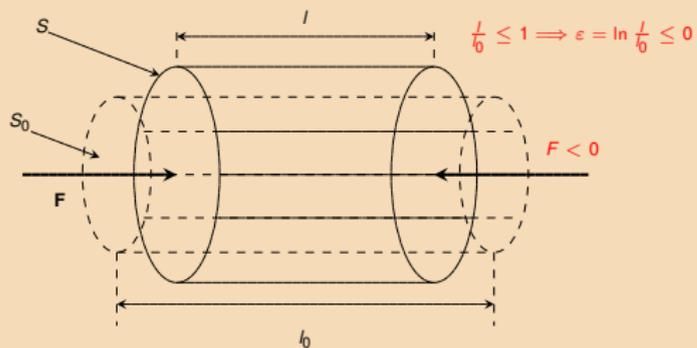


Fig.11 Courbe de traction réelle



2.10.1 L'expérience de compression



2.10.1 L'expérience de compression

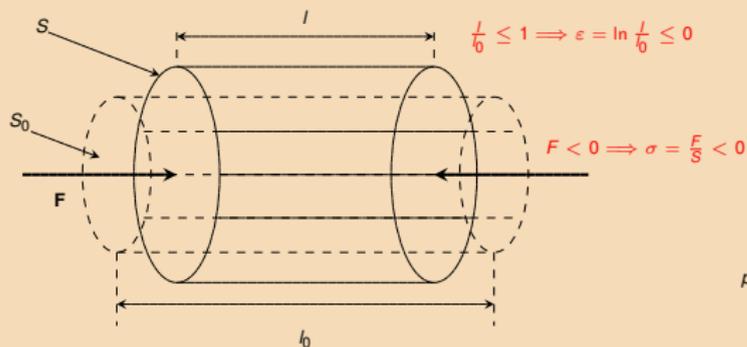
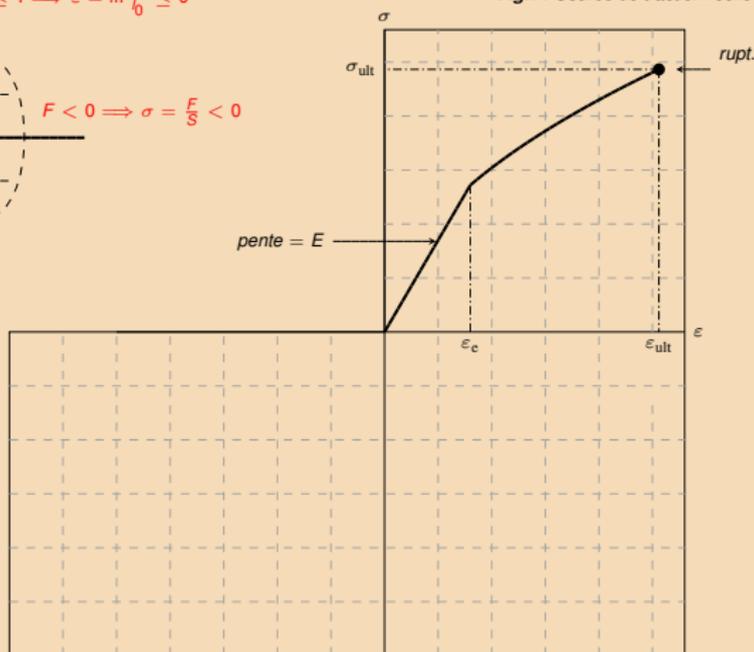
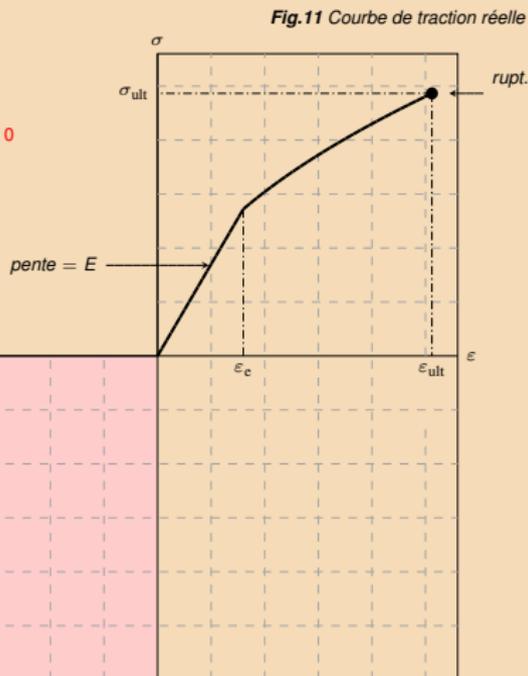
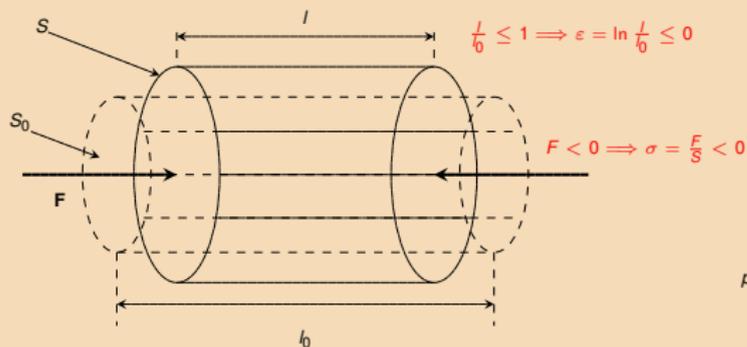


Fig.11 Courbe de traction réelle



2.10.1 L'expérience de compression



► Concevoir l'éch. (l_0, S_0) pour rester sous le seuil de flambage (= multiplicité de l'état de déf.)

2.10.1 L'expérience de compression

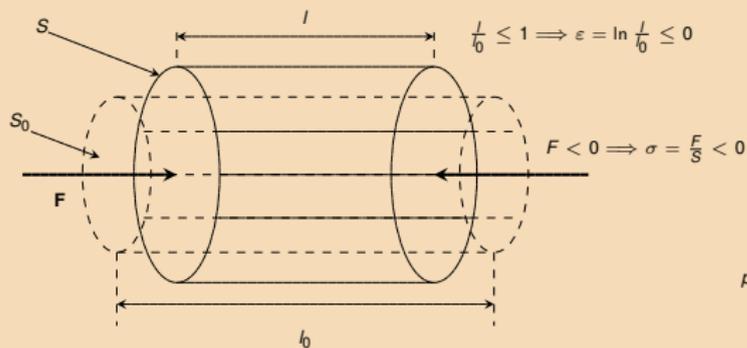
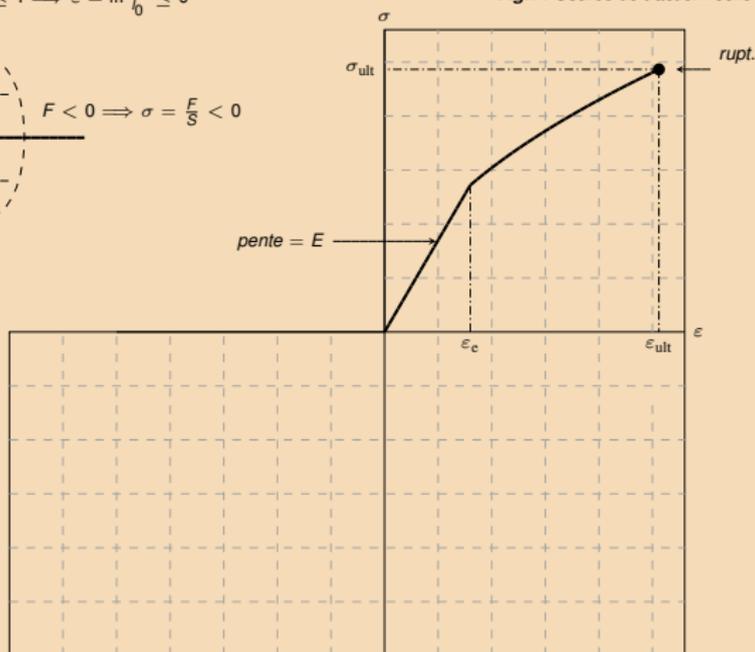
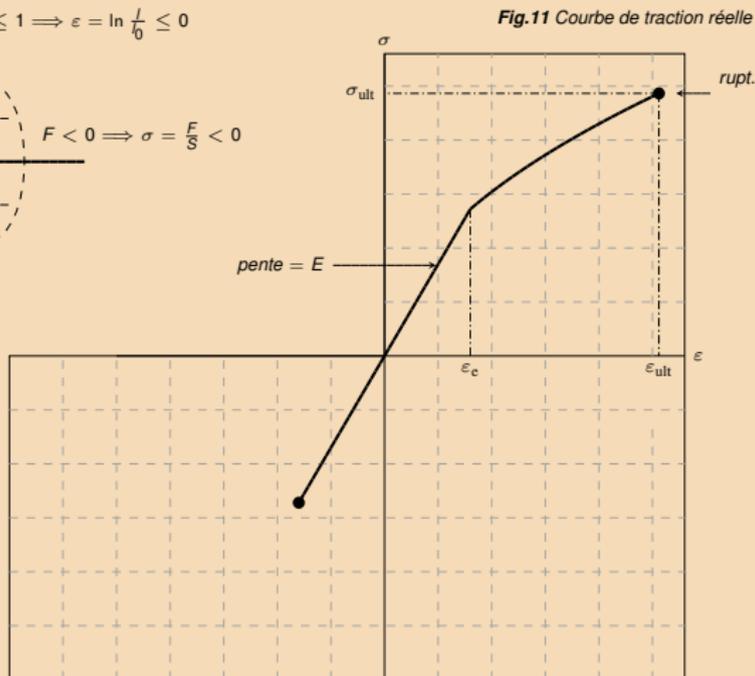
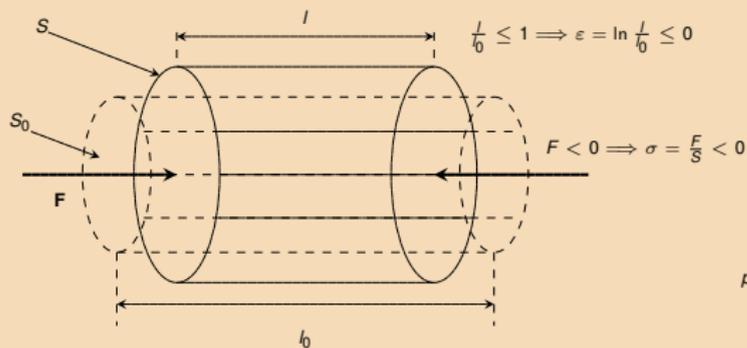


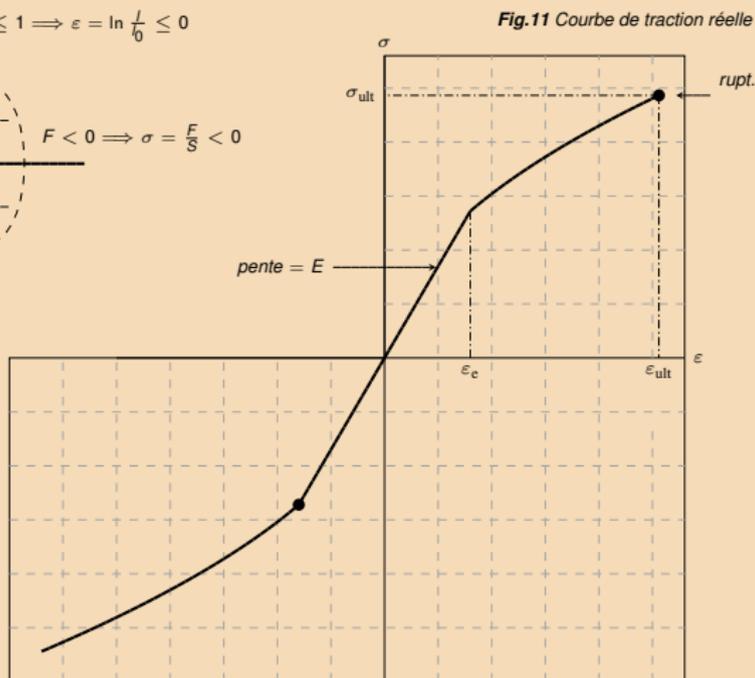
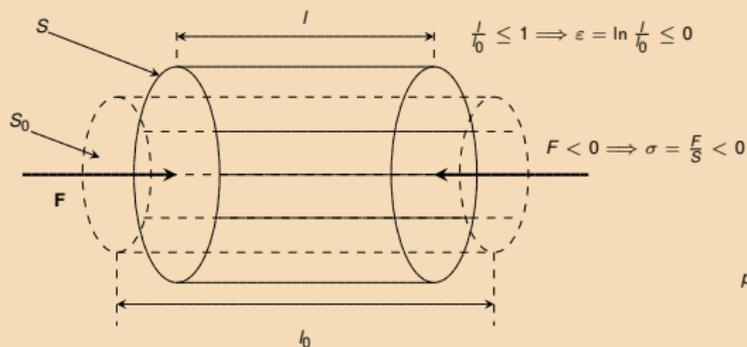
Fig.11 Courbe de traction réelle



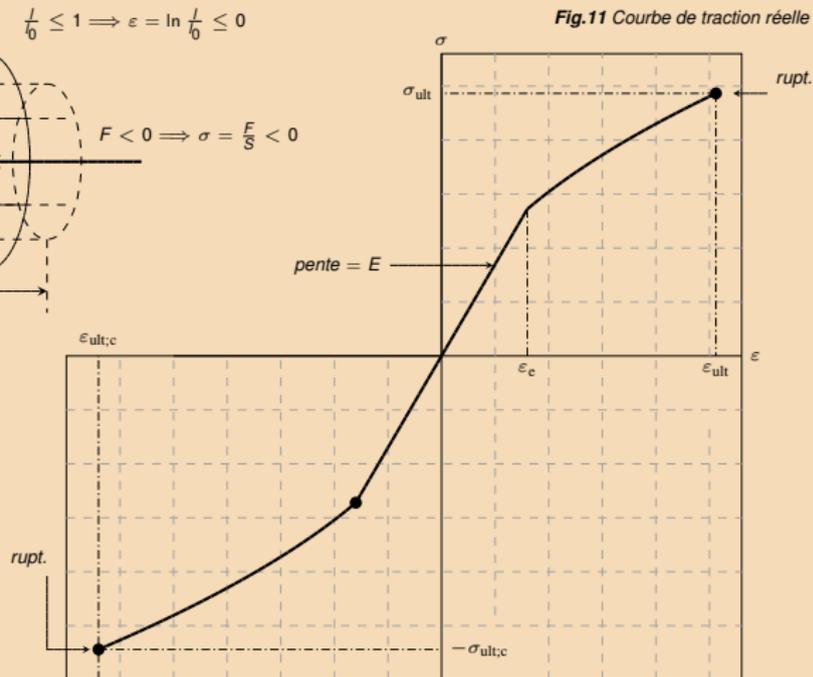
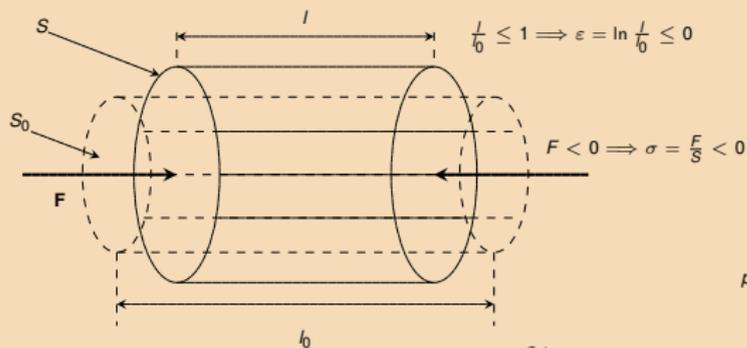
2.10.1 L'expérience de compression



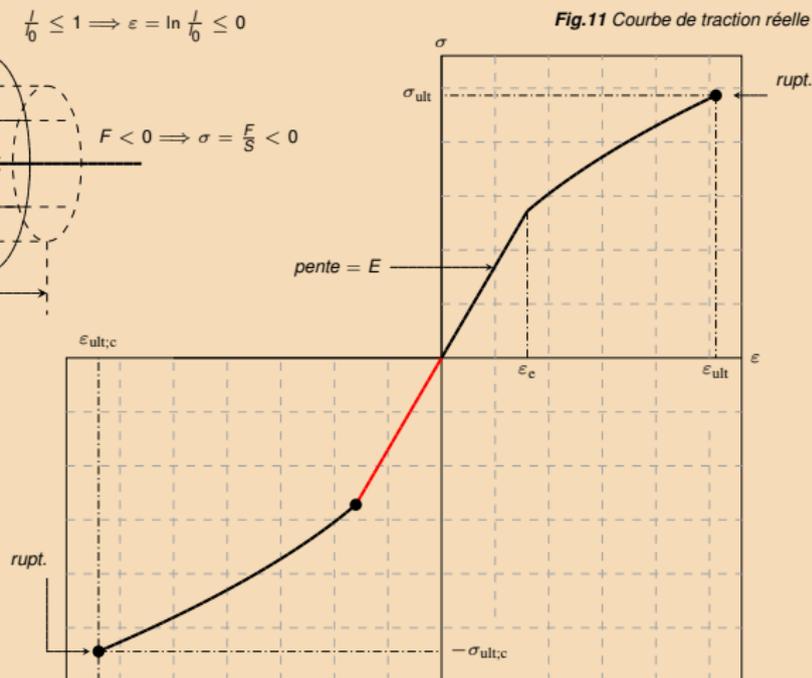
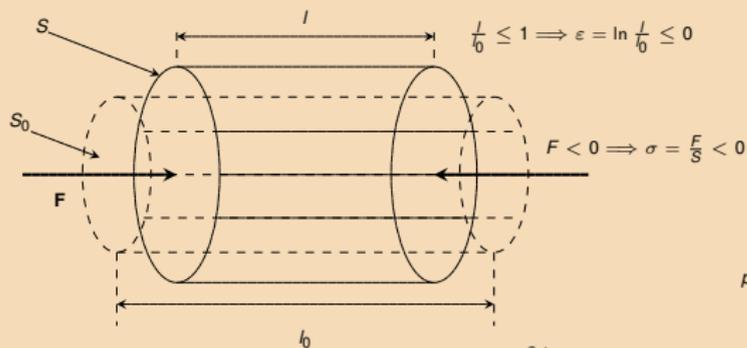
2.10.1 L'expérience de compression



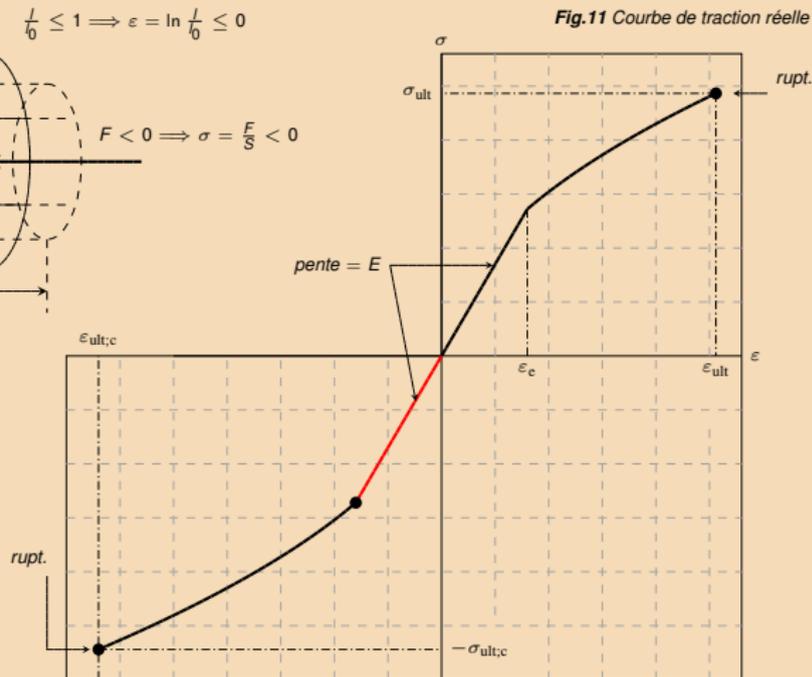
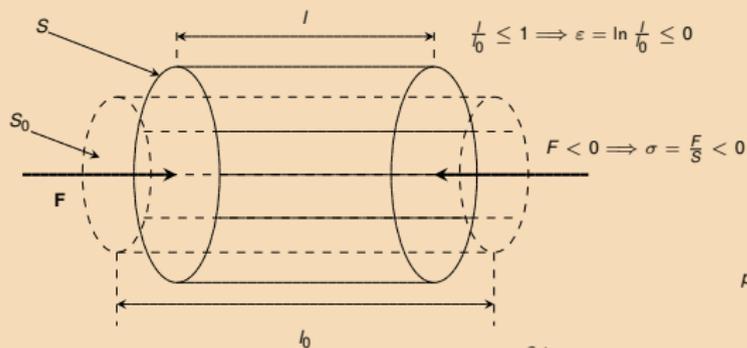
2.10.1 L'expérience de compression



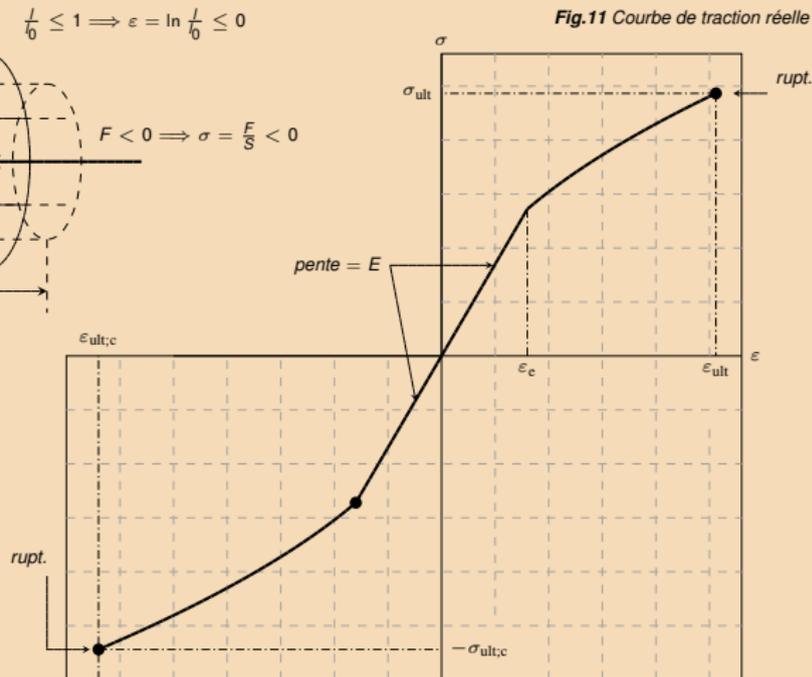
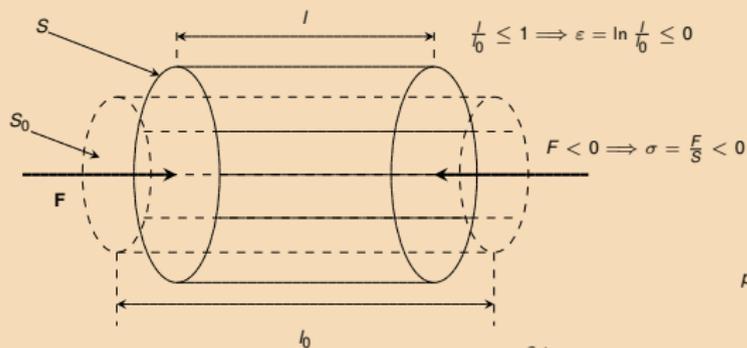
2.10.1 L'expérience de compression



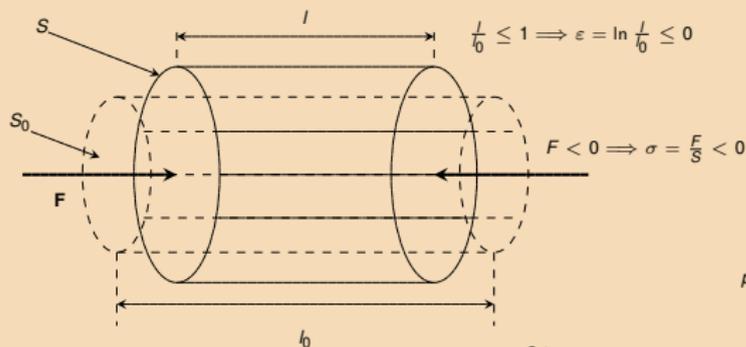
2.10.1 L'expérience de compression



2.10.1 L'expérience de compression

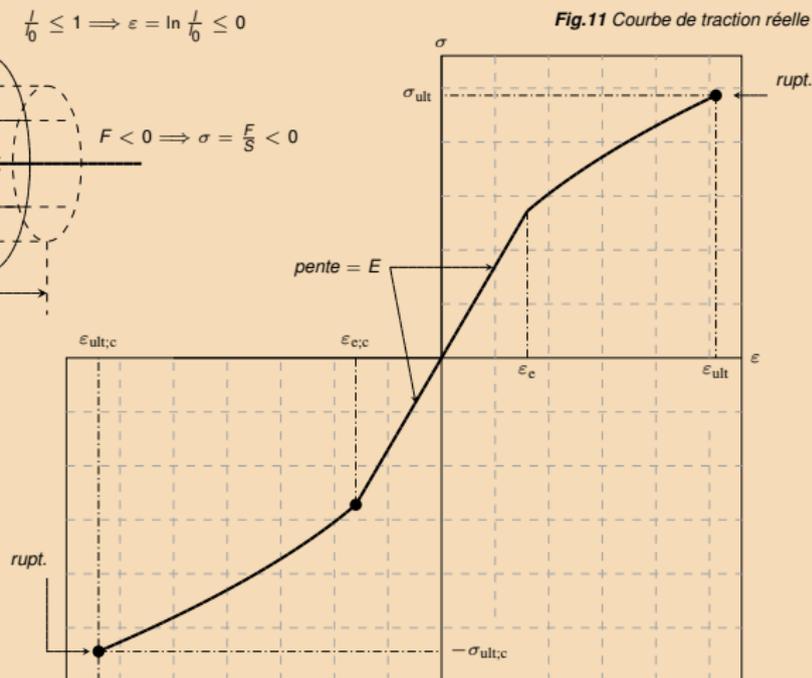


2.10.1 L'expérience de compression

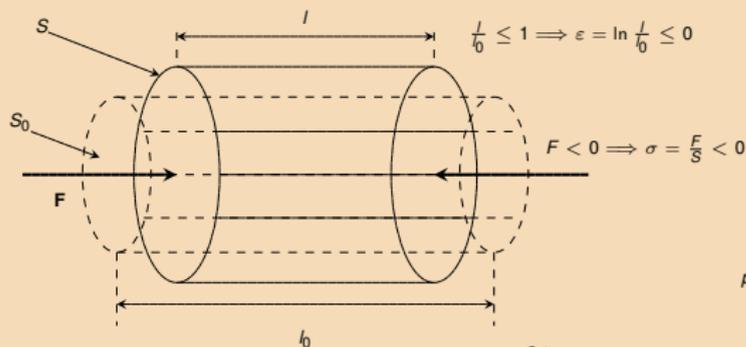


En général :

$$\epsilon_{e;c} = -\epsilon_e \text{ et } K_{\epsilon} = K$$

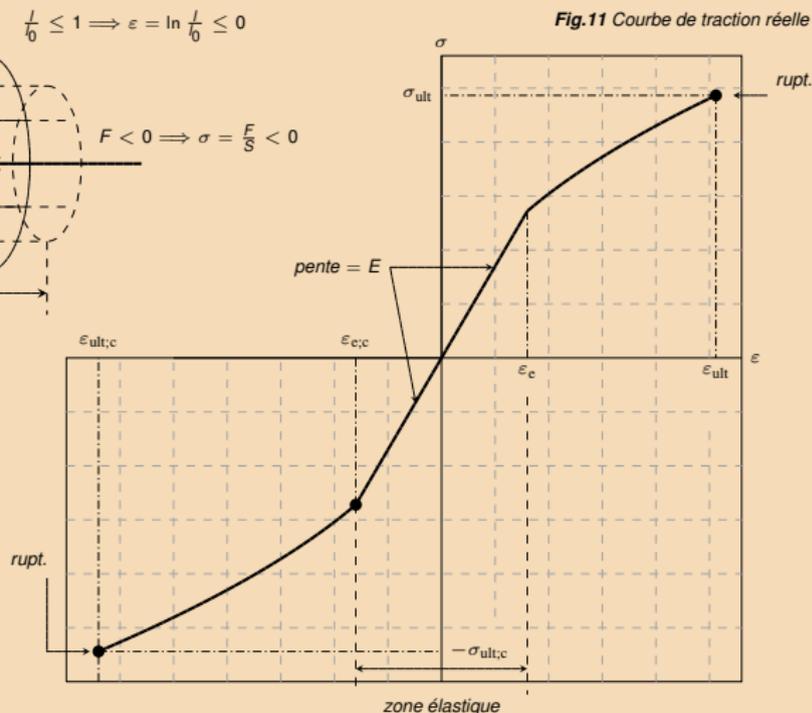


2.10.1 L'expérience de compression

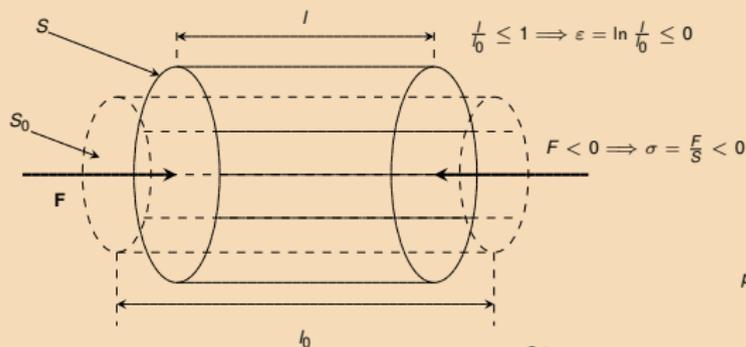


En général :

$$\epsilon_{e;c} = -\epsilon_e \text{ et } K_c = K$$

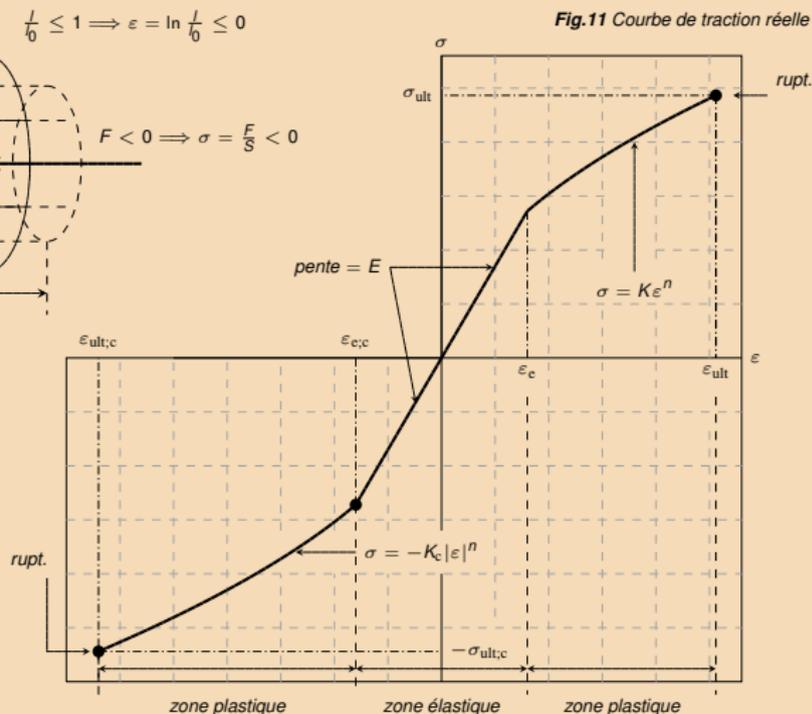


2.10.1 L'expérience de compression

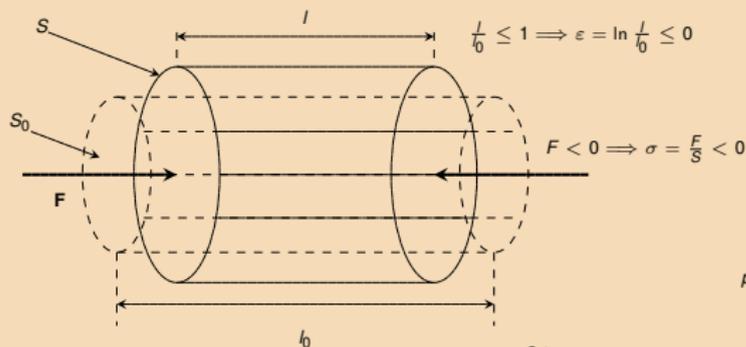


En général :

$$\epsilon_{e;c} = -\epsilon_e \text{ et } K_c = K$$

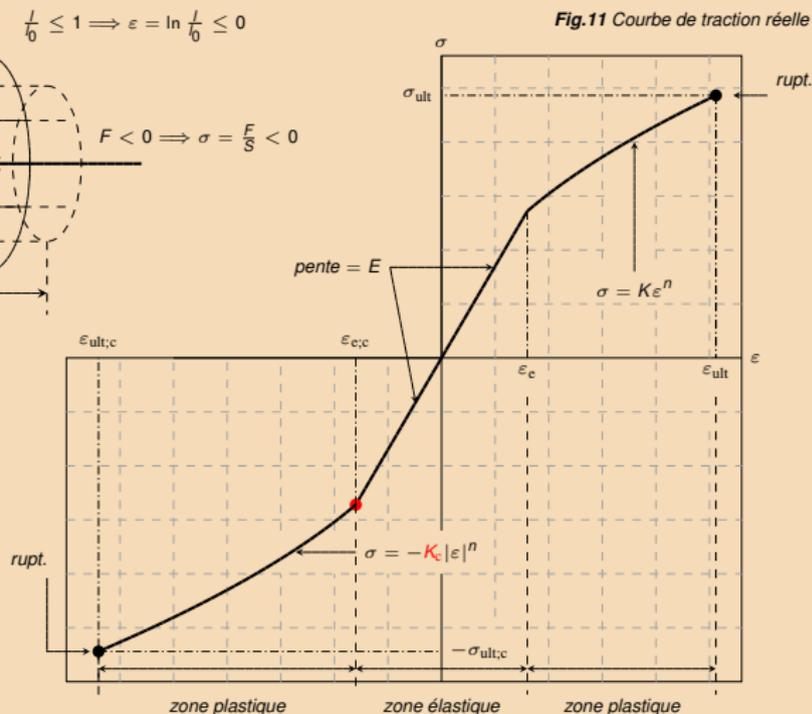


2.10.1 L'expérience de compression



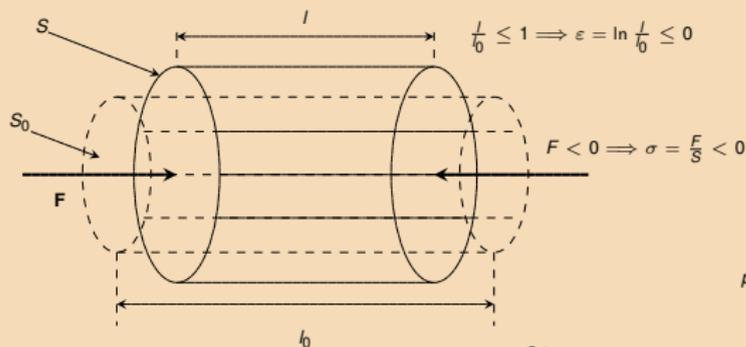
En général :

$$\epsilon_{e;c} = -\epsilon_e \text{ et } K_c = K$$



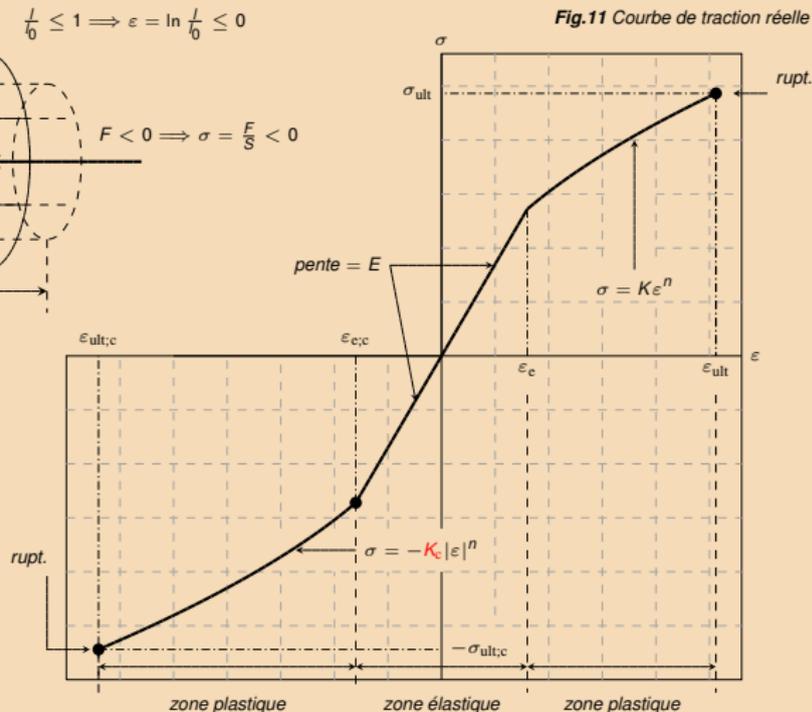
$$K_c = E|\epsilon_{e;c}|^{1-n} \text{ donc } K_c = K \text{ si } \epsilon_{e;c} = -\epsilon_e$$

2.10.1 L'expérience de compression



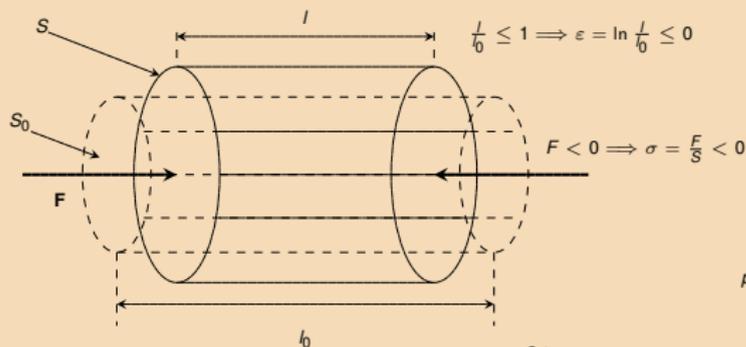
En général :

$$\epsilon_{e;c} = -\epsilon_e \text{ et } K_c = K$$



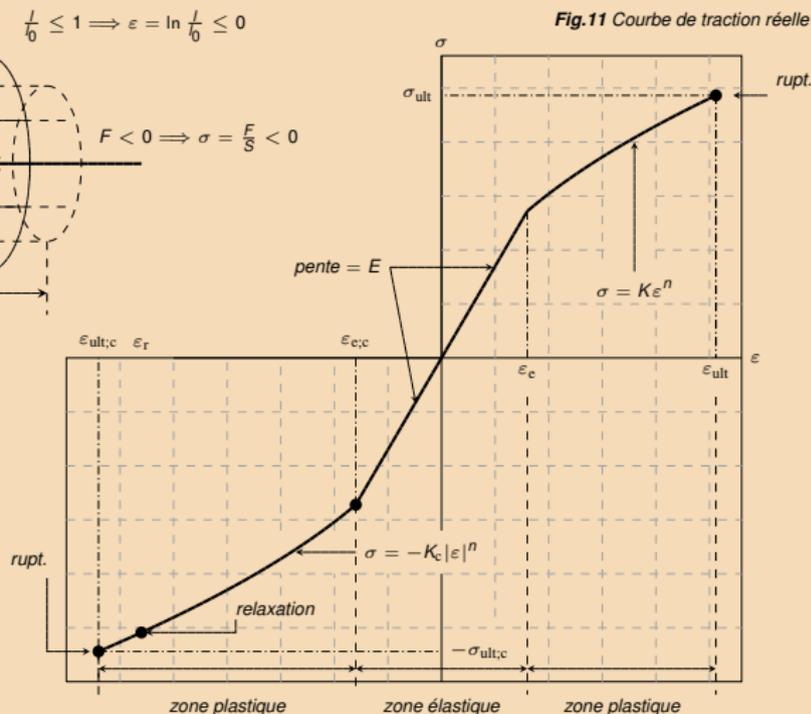
$$K_c = E|\epsilon_{e;c}|^{1-n} \text{ donc } K_c = K \text{ si } \epsilon_{e;c} = -\epsilon_e$$

2.10.1 L'expérience de compression

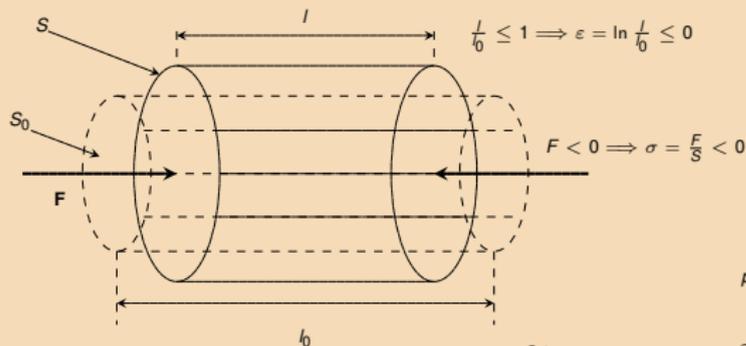


En général :

$$\epsilon_{e;c} = -\epsilon_e \text{ et } K_c = K$$

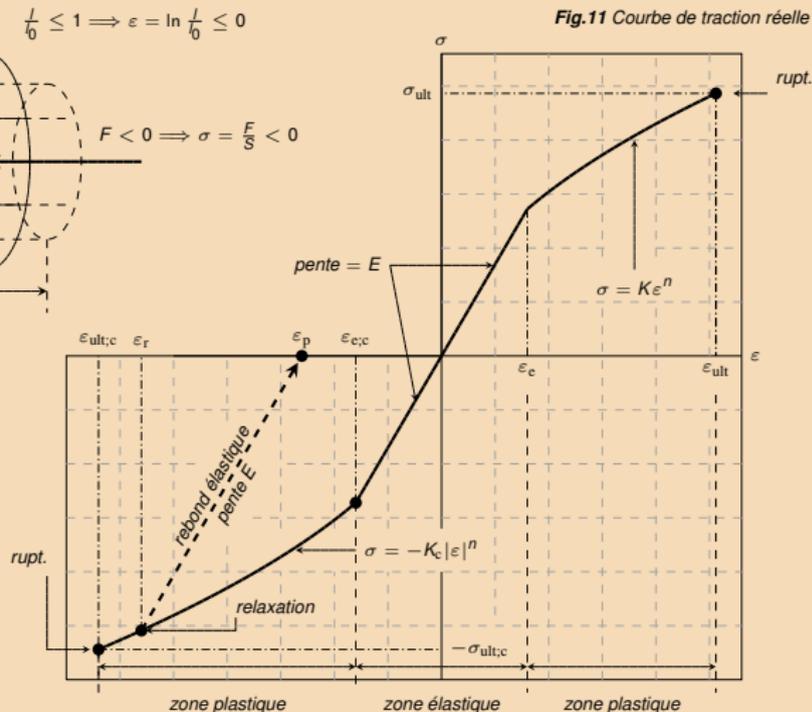


2.10.1 L'expérience de compression



En général :

$$\varepsilon_{e;c} = -\varepsilon_e \text{ et } K_c = K$$



2.10.1 L'expérience de compression

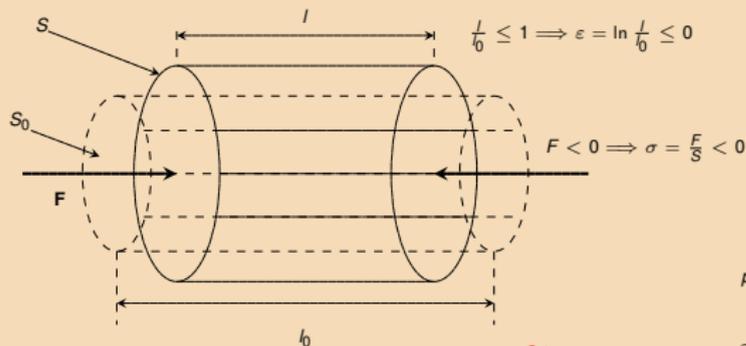
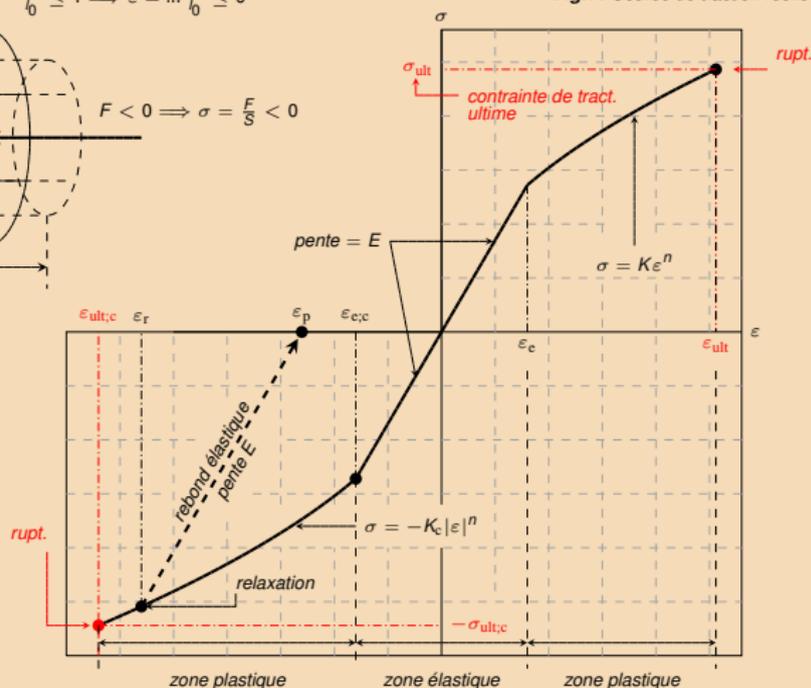


Fig.11 Courbe de traction réelle



En général :

$$\epsilon_{e;c} = -\epsilon_e \text{ et } K_c = K$$

Déf. permanente :

$$\frac{\epsilon_p}{\epsilon_{e;c}} = \frac{\epsilon_r}{\epsilon_{e;c}} - \left(\frac{\epsilon_r}{\epsilon_{e;c}} \right)^n$$

2.10.1 L'expérience de compression

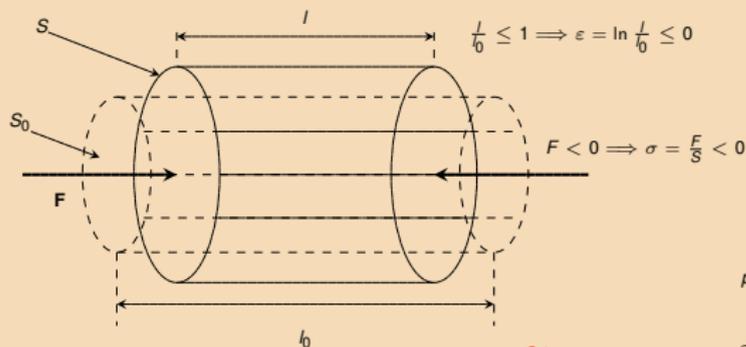
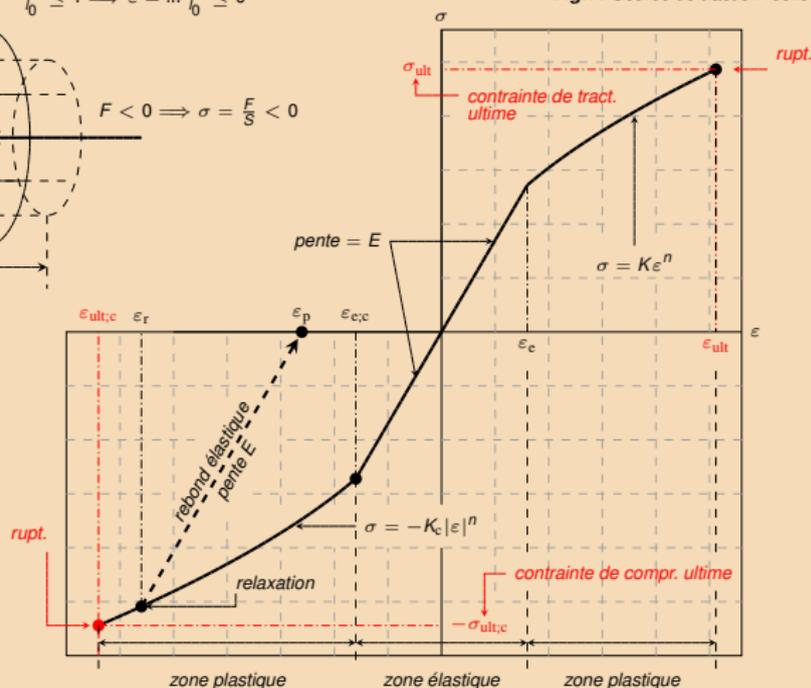


Fig.11 Courbe de traction réelle



En général :

$$\epsilon_{e;c} = -\epsilon_e \text{ et } K_c = K$$

$$\sigma_{ult;c} > \sigma_{ult} \text{ et } \epsilon_{ult;c} < -\epsilon_{ult}$$

Déf. permanente :

$$\frac{\epsilon_p}{\epsilon_{e;c}} = \frac{\epsilon_r}{\epsilon_{e;c}} - \left(\frac{\epsilon_r}{\epsilon_{e;c}} \right)^n$$

2.10.1 L'expérience de compression

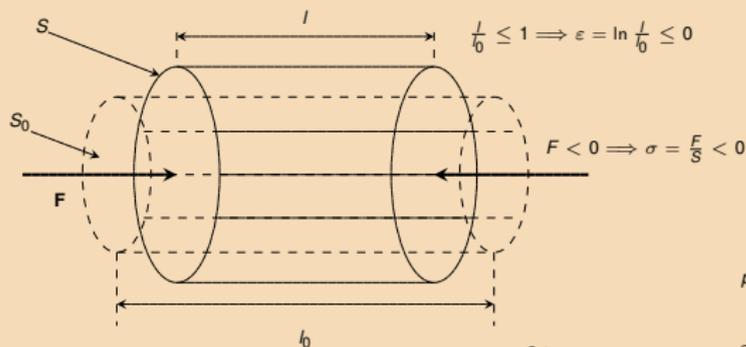
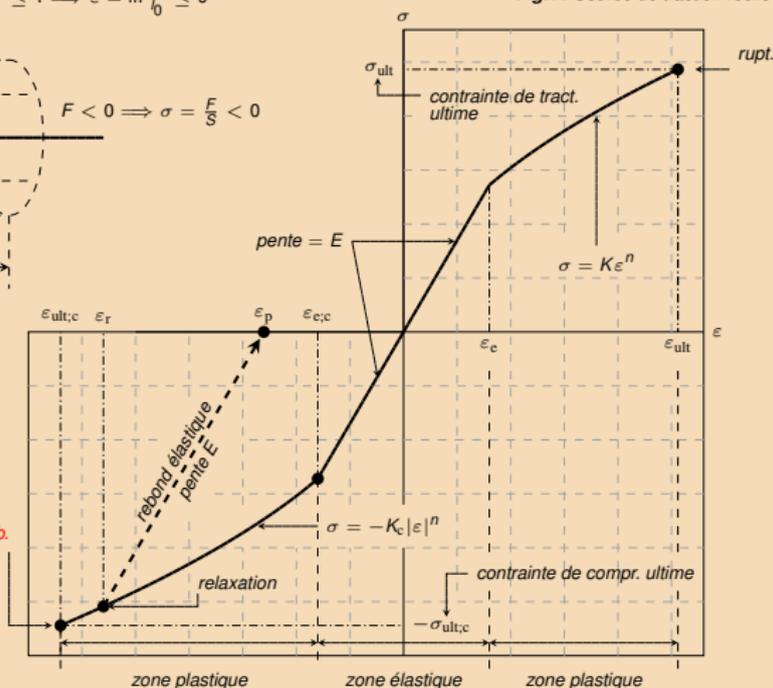


Fig.11 Courbe de traction réelle



En général :

$$\varepsilon_{e;c} = -\varepsilon_e \text{ et } K_c = K$$

$$\sigma_{ult;c} > \sigma_{ult} \text{ et } \varepsilon_{ult;c} < -\varepsilon_{ult}$$

Déf. permanente :

$$\frac{\varepsilon_p}{\varepsilon_{e;c}} = \frac{\varepsilon_r}{\varepsilon_{e;c}} - \left(\frac{\varepsilon_r}{\varepsilon_{e;c}} \right)^n$$

2.10.2 Loi de Poisson et de Considère en compression

- Les lois de Poisson et de Considère se maintiennent avec la même valeur du coefficient de Poisson ν que pour la traction.

Situation	$\varepsilon \leq \varepsilon_{e;c}$ (élasticité)	$\varepsilon > \varepsilon_{e;c}$ (plasticité)
$\frac{r}{r_0}$	$e^{-\nu\varepsilon}$	$e^{(\frac{1}{2}-\nu)\varepsilon_{e;c} - \frac{1}{2}\varepsilon}$
$\frac{S}{S_0}$	$e^{-2\nu\varepsilon}$	$e^{(1-2\nu)\varepsilon_{e;c} - \varepsilon}$
$\frac{V}{V_0}$	$e^{(1-2\nu)\varepsilon}$	$e^{(1-2\nu)\varepsilon_{e;c}}$

- Il faut noter que les taux de déformations ε et $\varepsilon_{e;c}$ sont **négatifs**.
- Les formules ci-dessus prévoient donc des **augmentations** de rayon et de section.
- L'hypothèse de Considère est toujours inconsistante puisqu'elle prédit une augmentation plastique du volume après rebond. Cependant, pour la plupart des matériaux, elle donne lieu à de bonnes sur-estimations de la réalité (formule de Hencky).

2.10.2 Loi de Poisson et de Considère en compression

- Les lois de Poisson et de Considère se maintiennent avec la même valeur du coefficient de Poisson ν que pour la traction.

Situation	$\varepsilon \leq \varepsilon_{e;c}$ (élasticité)	$\varepsilon > \varepsilon_{e;c}$ (plasticité)
$\frac{r}{r_0}$	$e^{-\nu\varepsilon}$	$e^{(\frac{1}{2}-\nu)\varepsilon_{e;c} - \frac{1}{2}\varepsilon}$
$\frac{S}{S_0}$	$e^{-2\nu\varepsilon}$	$e^{(1-2\nu)\varepsilon_{e;c} - \varepsilon}$
$\frac{V}{V_0}$	$e^{(1-2\nu)\varepsilon}$	$e^{(1-2\nu)\varepsilon_{e;c}}$

- Il faut noter que les taux de déformations ε et $\varepsilon_{e;c}$ sont **négatifs**.
- Les formules ci-dessus prévoient donc des **augmentations** de rayon et de section mais des **diminutions** de volume (car $\nu \leq \frac{1}{2}$).
- L'hypothèse de Considère est toujours inconsistante puisqu'elle prédit une augmentation plastique du volume après rebond. Cependant, pour la plupart des matériaux, elle donne lieu à de bonnes sur-estimations de la réalité (formule de Hencky).

2.10.2 Loi de Poisson et de Considère en compression

- Les lois de Poisson et de Considère se maintiennent avec la même valeur du coefficient de Poisson ν que pour la traction.

Situation	$\varepsilon \leq \varepsilon_{e;c}$ (élasticité)	$\varepsilon > \varepsilon_{e;c}$ (plasticité)
$\frac{r}{r_0}$	$e^{-\nu\varepsilon}$	$e^{(\frac{1}{2}-\nu)\varepsilon_{e;c} - \frac{1}{2}\varepsilon}$
$\frac{S}{S_0}$	$e^{-2\nu\varepsilon}$	$e^{(1-2\nu)\varepsilon_{e;c} - \varepsilon}$
$\frac{V}{V_0}$	$e^{(1-2\nu)\varepsilon}$	$e^{(1-2\nu)\varepsilon_{e;c}}$

- Il faut noter que les taux de déformations ε et $\varepsilon_{e;c}$ sont **négatifs**.
- Les formules ci-dessus prévoient donc des **augmentations** de rayon et de section *mais* des **diminutions** de volume (car $\nu \leq \frac{1}{2}$).
- L'hypothèse de Considère est toujours inconsistante puisqu'elle prédit une augmentation plastique du volume après rebond. Cependant, pour la plupart des matériaux, elle donne lieu à de bonnes sur-estimations de la réalité (formule de Hencky).

2.10.2 Loi de Poisson et de Considère en compression

- Les lois de Poisson et de Considère se maintiennent avec la même valeur du coefficient de Poisson ν que pour la traction.

Situation	$\varepsilon \leq \varepsilon_{e;c}$ (élasticité)	$\varepsilon > \varepsilon_{e;c}$ (plasticité)
$\frac{r}{r_0}$	$e^{-\nu\varepsilon}$	$e^{(\frac{1}{2}-\nu)\varepsilon_{e;c} - \frac{1}{2}\varepsilon}$
$\frac{S}{S_0}$	$e^{-2\nu\varepsilon}$	$e^{(1-2\nu)\varepsilon_{e;c} - \varepsilon}$
$\frac{V}{V_0}$	$e^{(1-2\nu)\varepsilon}$	$e^{(1-2\nu)\varepsilon_{e;c}}$

- Il faut noter que les taux de déformations ε et $\varepsilon_{e;c}$ sont **négatifs**.
- Les formules ci-dessus prévoient donc des **augmentations** de rayon et de section mais des **diminutions** de volume (car $\nu \leq \frac{1}{2}$).
- L'hypothèse de Considère est toujours inconsistante puisqu'elle prédit une augmentation plastique du volume après rebond. Cependant, pour la plupart des matériaux, elle donne lieu à de bonnes sur-estimations de la réalité (formule de Hencky).

2.10.2 Loi de Poisson et de Considère en compression

- Les lois de Poisson et de Considère se maintiennent avec la même valeur du coefficient de Poisson ν que pour la traction.

Situation	$\varepsilon \leq \varepsilon_{e;c}$ (élasticité)	$\varepsilon > \varepsilon_{e;c}$ (plasticité)
$\frac{r}{r_0}$	$e^{-\nu\varepsilon}$	$e^{(\frac{1}{2}-\nu)\varepsilon_{e;c} - \frac{1}{2}\varepsilon}$
$\frac{S}{S_0}$	$e^{-2\nu\varepsilon}$	$e^{(1-2\nu)\varepsilon_{e;c} - \varepsilon}$
$\frac{V}{V_0}$	$e^{(1-2\nu)\varepsilon}$	$e^{(1-2\nu)\varepsilon_{e;c}}$

- Il faut noter que les taux de déformations ε et $\varepsilon_{e;c}$ sont **négatifs**.
- Les formules ci-dessus prévoient donc des **augmentations** de rayon et de section mais des **diminutions** de volume (car $\nu \leq \frac{1}{2}$).
- L'hypothèse de Considère est toujours inconsistante puisqu'elle prédit une augmentation plastique du volume après rebond. Cependant, pour la plupart des matériaux, elle donne lieu à de bonnes sur-estimations de la réalité (formule de Hencky).

2.10.2 Loi de Poisson et de Considère en compression

- Les lois de Poisson et de Considère se maintiennent avec la même valeur du coefficient de Poisson ν que pour la traction.

Situation	$\varepsilon \leq \varepsilon_{e;c}$ (élasticité)	$\varepsilon > \varepsilon_{e;c}$ (plasticité)
$\frac{r}{r_0}$	$e^{-\nu\varepsilon}$	$e^{(\frac{1}{2}-\nu)\varepsilon_{e;c} - \frac{1}{2}\varepsilon}$
$\frac{S}{S_0}$	$e^{-2\nu\varepsilon}$	$e^{(1-2\nu)\varepsilon_{e;c} - \varepsilon}$
$\frac{V}{V_0}$	$e^{(1-2\nu)\varepsilon}$	$e^{(1-2\nu)\varepsilon_{e;c}}$

- Il faut noter que les taux de déformations ε et $\varepsilon_{e;c}$ sont **négatifs**.
- Les formules ci-dessus prévoient donc des **augmentations** de rayon et de section mais des **diminutions** de volume (car $\nu \leq \frac{1}{2}$).
- L'hypothèse de Considère est toujours inconsistante puisqu'elle prédit une augmentation plastique du volume après rebond. Cependant, pour la plupart des matériaux, elle donne lieu à de bonnes **sur-estimations** de la réalité (formule de Hencky).

2.10.2 Loi de Poisson et de Considère en compression

- Les lois de Poisson et de Considère se maintiennent avec la même valeur du coefficient de Poisson ν que pour la traction.

Situation	$\varepsilon \leq \varepsilon_{e;c}$ (élasticité)	$\varepsilon > \varepsilon_{e;c}$ (plasticité)
$\frac{r}{r_0}$	$e^{-\nu\varepsilon}$	$e^{(\frac{1}{2}-\nu)\varepsilon_{e;c} - \frac{1}{2}\varepsilon}$
$\frac{S}{S_0}$	$e^{-2\nu\varepsilon}$	$e^{(1-2\nu)\varepsilon_{e;c} - \varepsilon}$
$\frac{V}{V_0}$	$e^{(1-2\nu)\varepsilon}$	$e^{(1-2\nu)\varepsilon_{e;c}}$

- Il faut noter que les taux de déformations ε et $\varepsilon_{e;c}$ sont **négatifs**.
- Les formules ci-dessus prévoient donc des **augmentations** de rayon et de section mais des **diminutions** de volume (car $\nu \leq \frac{1}{2}$).
- L'hypothèse de Considère est toujours inconsistante puisqu'elle prédit une augmentation plastique du volume après rebond. Cependant, pour la plupart des matériaux, elle donne lieu à de bonnes sur-estimations de la réalité (formule de Hencky).

2.10.2 Loi de Poisson et de Considère en compression

- Les lois de Poisson et de Considère se maintiennent avec la même valeur du coefficient de Poisson ν que pour la traction.

Situation	$\varepsilon \leq \varepsilon_{e;c}$ (élasticité)	$\varepsilon > \varepsilon_{e;c}$ (plasticité)
$\frac{r}{r_0}$	$e^{-\nu\varepsilon}$	$e^{(\frac{1}{2}-\nu)\varepsilon_{e;c} - \frac{1}{2}\varepsilon}$
$\frac{S}{S_0}$	$e^{-2\nu\varepsilon}$	$e^{(1-2\nu)\varepsilon_{e;c} - \varepsilon}$
$\frac{V}{V_0}$	$e^{(1-2\nu)\varepsilon}$	$e^{(1-2\nu)\varepsilon_{e;c}}$

- Il faut noter que les taux de déformations ε et $\varepsilon_{e;c}$ sont **négatifs**.
- Les formules ci-dessus prévoient donc des **augmentations** de rayon et de section mais des **diminutions** de volume (car $\nu \leq \frac{1}{2}$).
- L'hypothèse de Considère est toujours inconsistante puisqu'elle prédit une augmentation plastique du volume après rebond. Cependant, pour la plupart des matériaux, elle donne lieu à de bonnes sur-estimations de la réalité (formule de Hencky).

Exo 2, Série 4 : écoulement, ténacité et dureté

ANNEXES, TABLES ET BIBLIOGRAPHIE

Terminologie anglaise

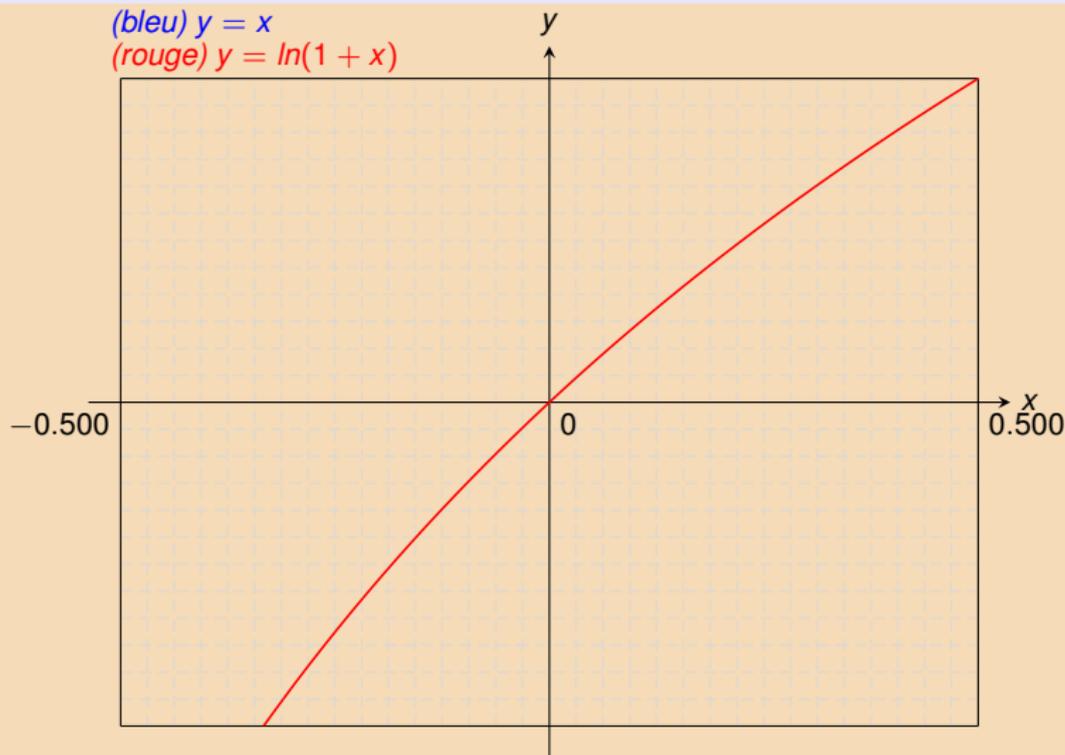
<i>Français</i>	<i>Anglais</i>
<i>Taux de déformation :.....</i>	<i>Real strain</i>
<i>Taux de déformation nominal : .</i>	<i>Engineering strain</i>
<i>Contrainte (réel, nominale) :....</i>	<i>(Real, engineering) stress</i>
<i>Essai de traction :.....</i>	<i>Tensile test</i>
<i>Courbe de traction :.....</i>	<i>Tensile curve</i>
<i>Essai de compression :.....</i>	<i>Compressive test</i>
<i>Essai de cisaillement :.....</i>	<i>Shear test</i>
<i>Limite élastique :.....</i>	<i>Yield (tensile) strength</i>
<i>Résistance :.....</i>	<i>Ultimate (tensile) strength</i>
<i>Dureté :.....</i>	<i>Hardness</i>
<i>Ténacité :.....</i>	<i>Tenacity</i>
<i>Module d'élasticité :.....</i>	<i>Elasticity modulus</i>
<i>Module de cisaillement :.....</i>	<i>Shear modulus</i>
<i>Coefficient de Poisson :.....</i>	<i>Poisson ratio</i>
<i>Ecrouissage :.....</i>	<i>(Work or strain) hardening</i>
<i>Dislocation :.....</i>	<i>Dislocation</i>

Terminologie anglaise

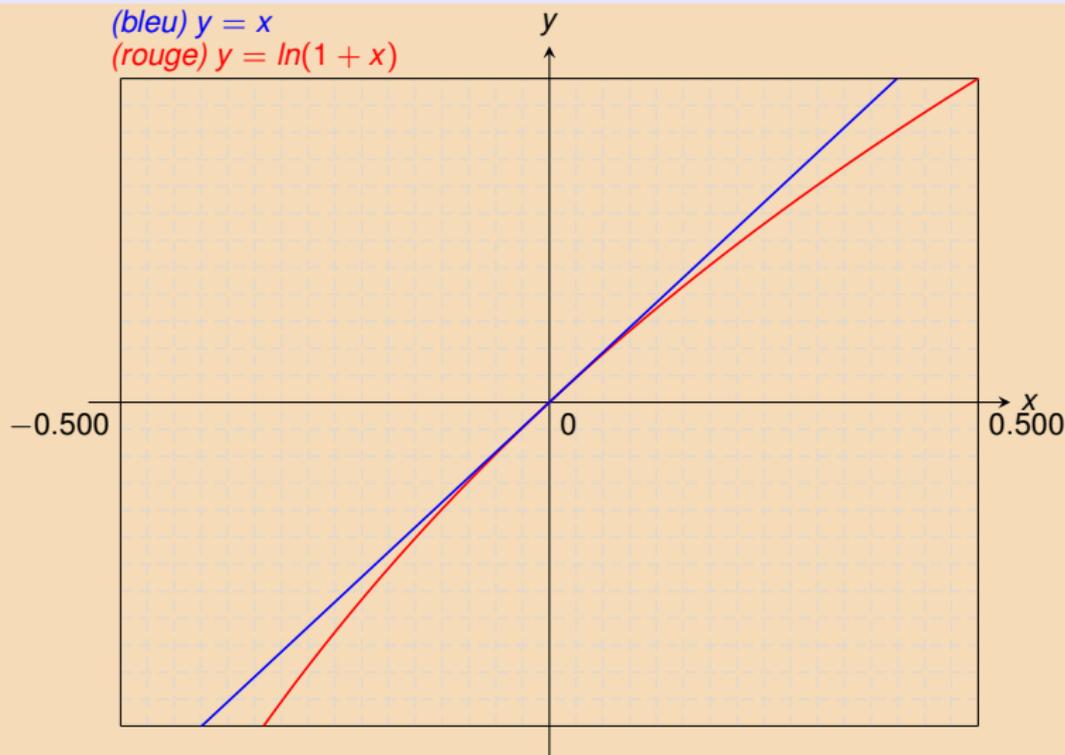
<i>Français</i>	<i>Anglais</i>
<i>Taux de déformation :.....</i>	<i>Real strain</i>
<i>Taux de déformation nominal : .</i>	<i>Engineering strain</i>
<i>Contrainte (réel, nominale) :....</i>	<i>(Real, engineering) stress</i>
<i>Essai de traction :.....</i>	<i>Tensile test</i>
<i>Courbe de traction :.....</i>	<i>Tensile curve</i>
<i>Essai de compression :.....</i>	<i>Compressive test</i>
<i>Essai de cisaillement :.....</i>	<i>Shear test</i>
<i>Limite élastique :.....</i>	<i>Yield (tensile) strength</i>
<i>Résistance :.....</i>	<i>Ultimate (tensile) strength</i>
<i>Dureté :.....</i>	<i>Hardness</i>
<i>Ténacité :.....</i>	<i>Tenacity</i>
<i>Module d'élasticité :.....</i>	<i>Elasticity modulus</i>
<i>Module de cisaillement :.....</i>	<i>Shear modulus</i>
<i>Coefficient de Poisson :.....</i>	<i>Poisson ratio</i>
<i>Ecrouissage :.....</i>	<i>(Work or strain) hardening</i>
<i>Dislocation :.....</i>	<i>Dislocation</i>

← retour

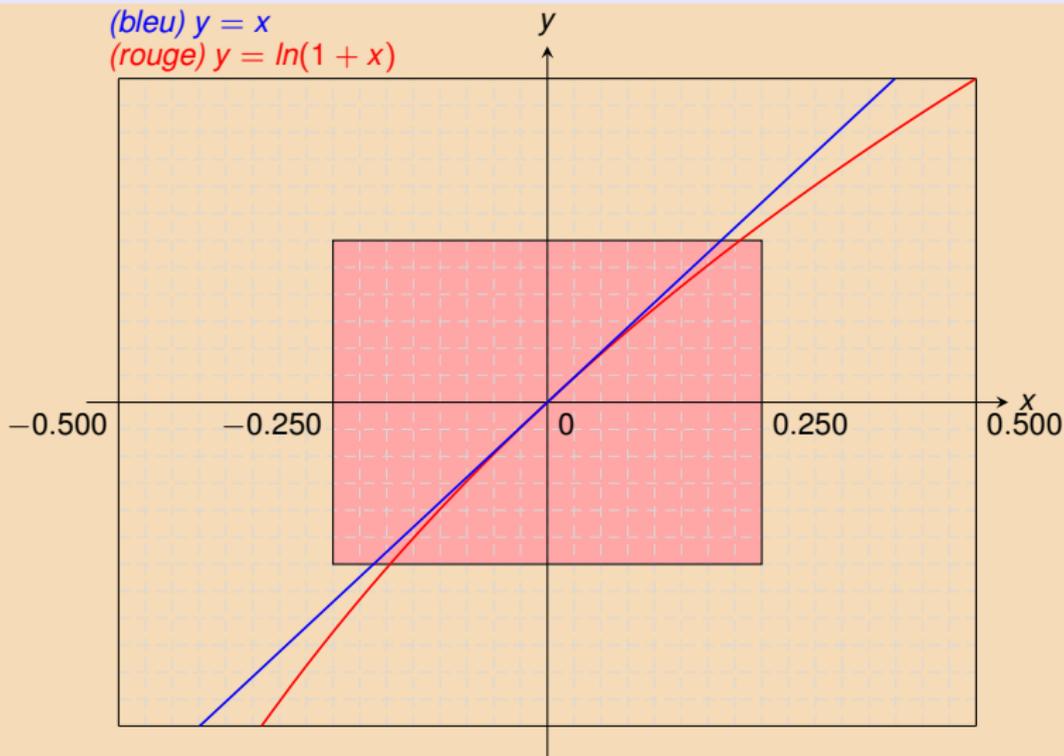
Comparaison entre $y = x$ et $y = \ln(1 + x)$



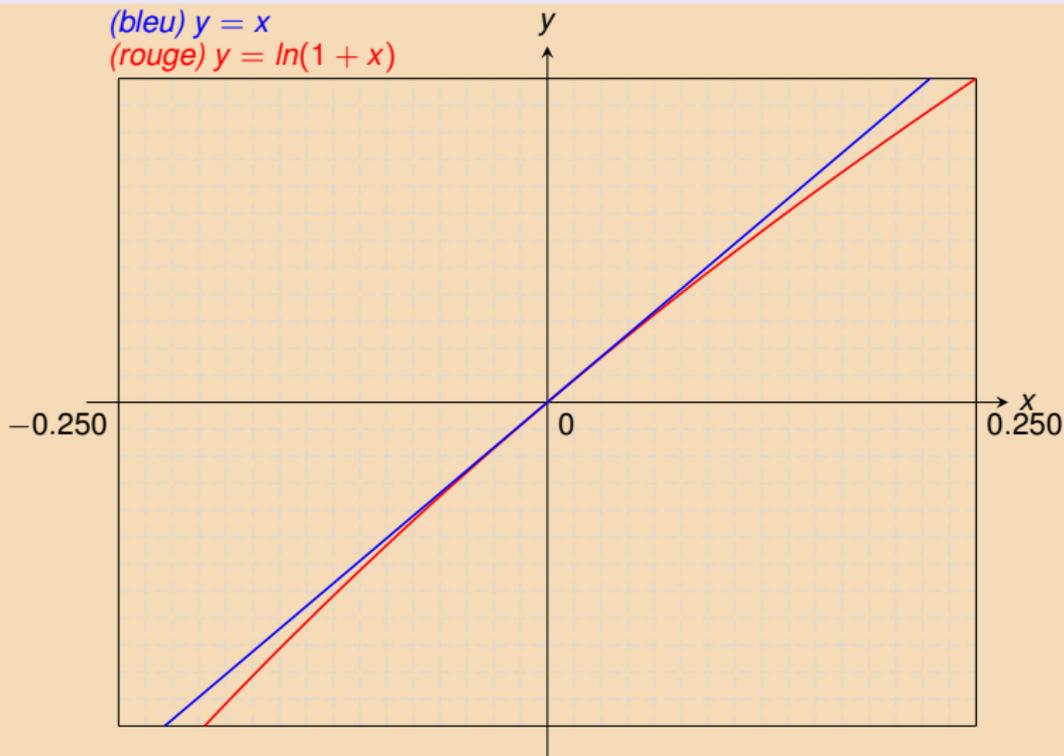
Comparaison entre $y = x$ et $y = \ln(1 + x)$



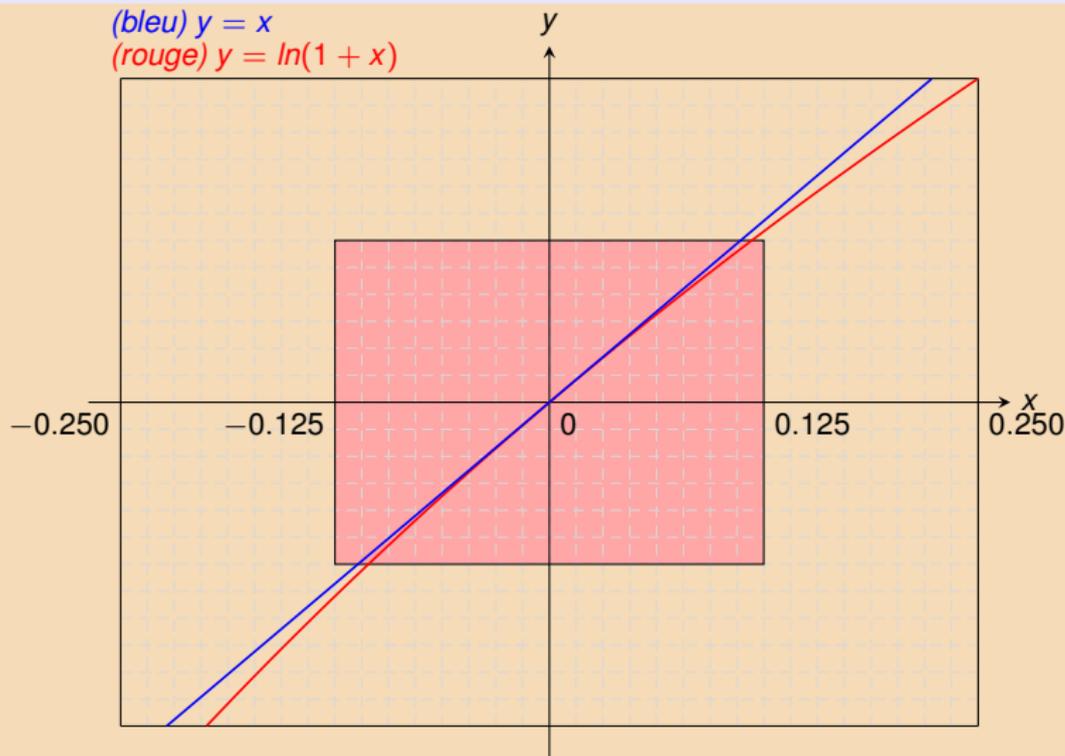
Comparaison entre $y = x$ et $y = \ln(1 + x)$



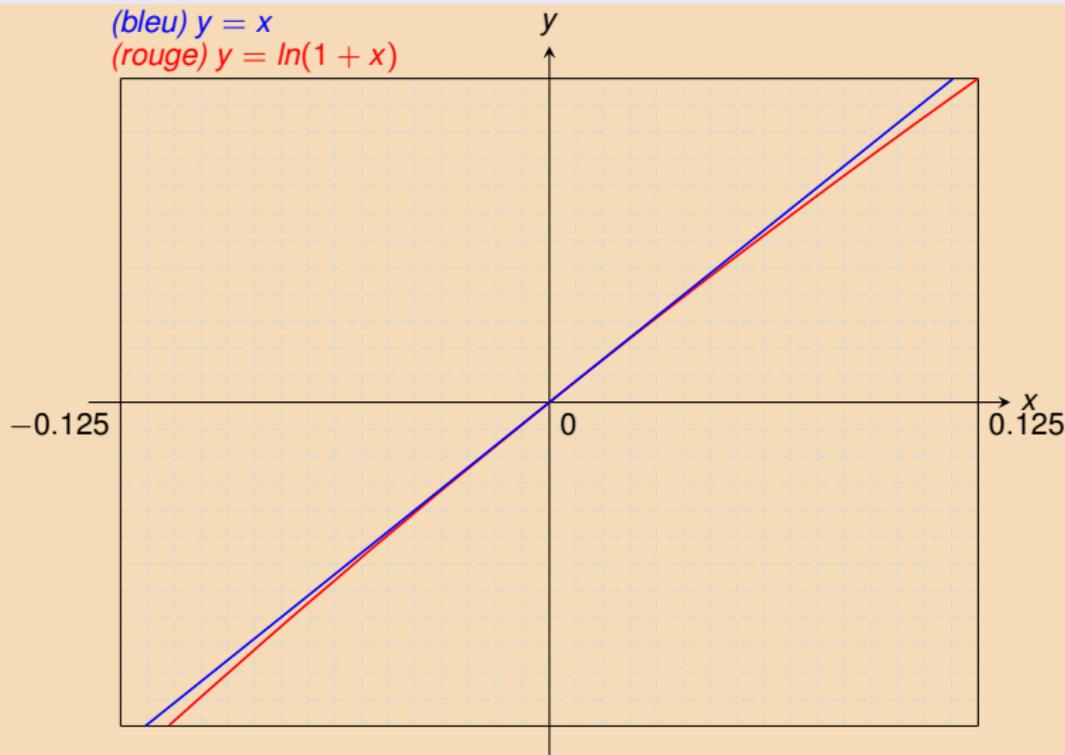
Comparaison entre $y = x$ et $y = \ln(1 + x)$



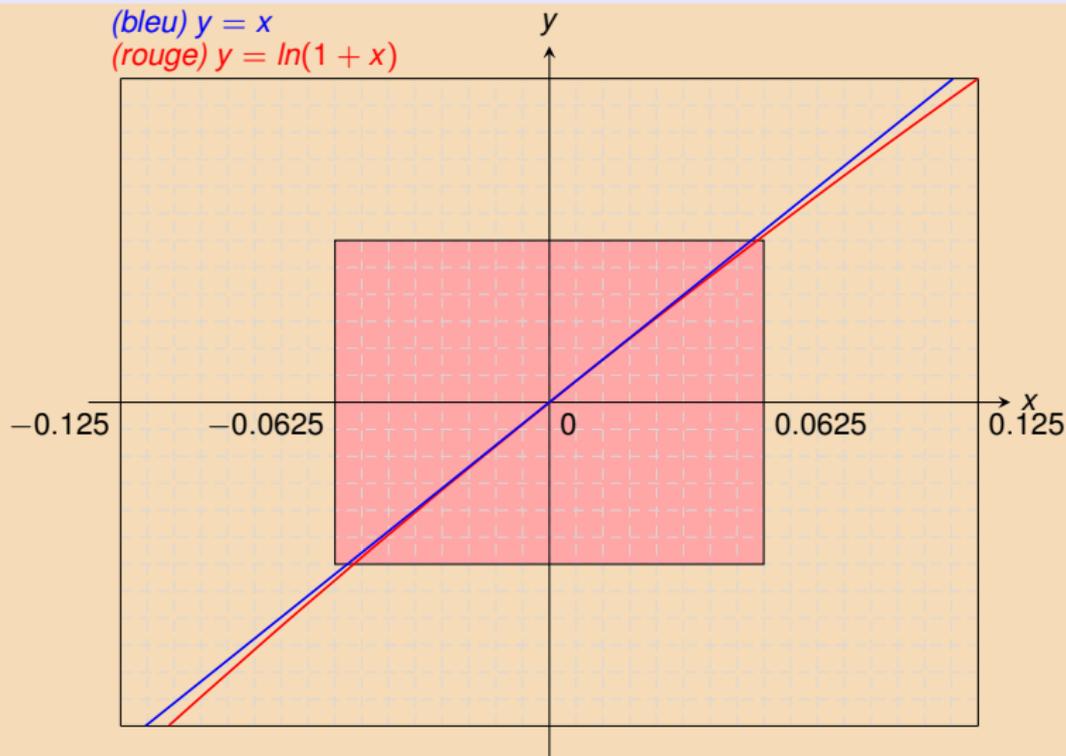
Comparaison entre $y = x$ et $y = \ln(1 + x)$



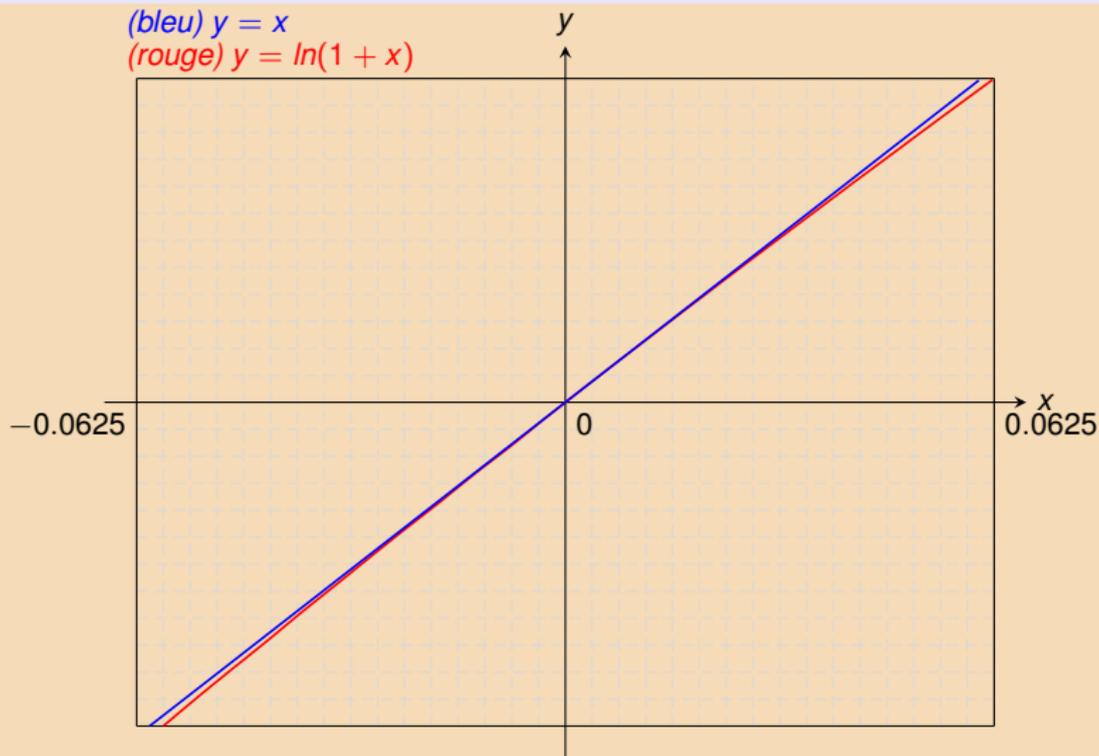
Comparaison entre $y = x$ et $y = \ln(1 + x)$



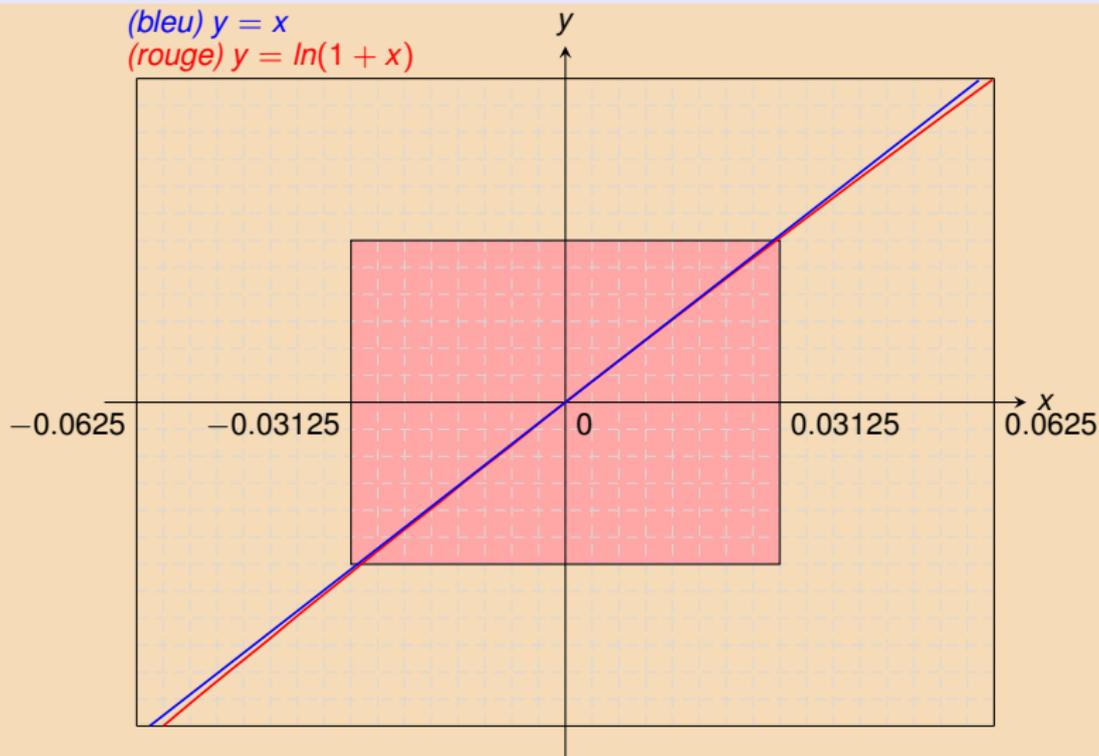
Comparaison entre $y = x$ et $y = \ln(1 + x)$



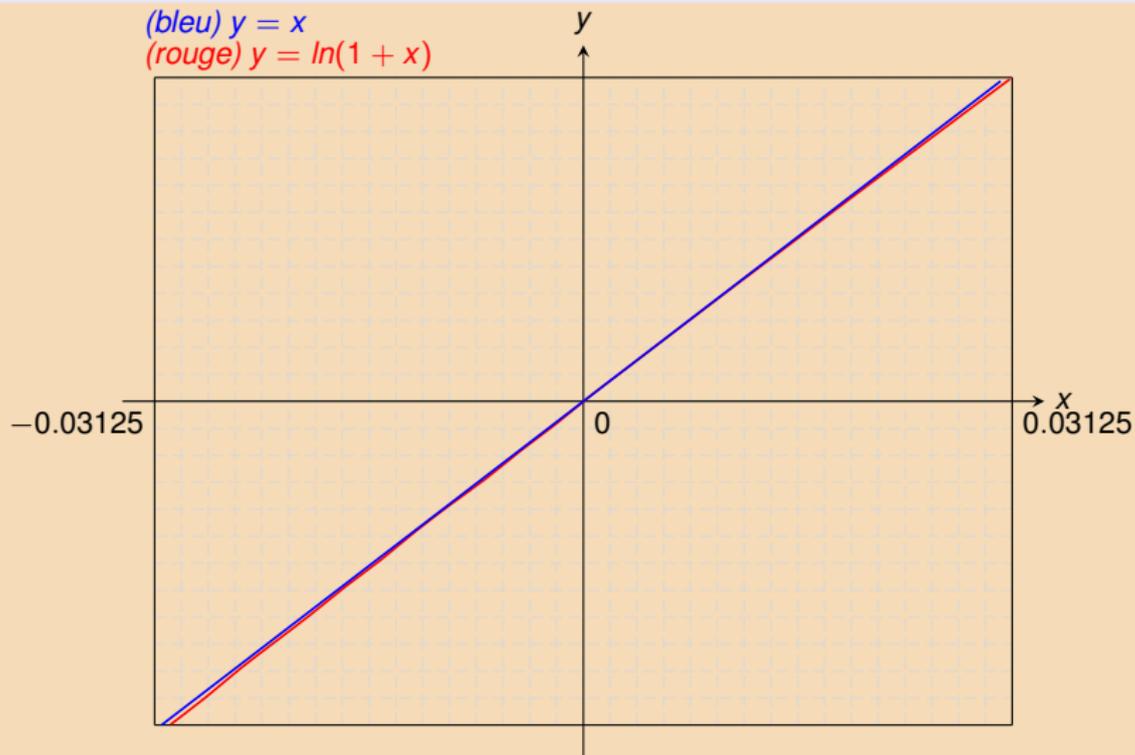
Comparaison entre $y = x$ et $y = \ln(1 + x)$



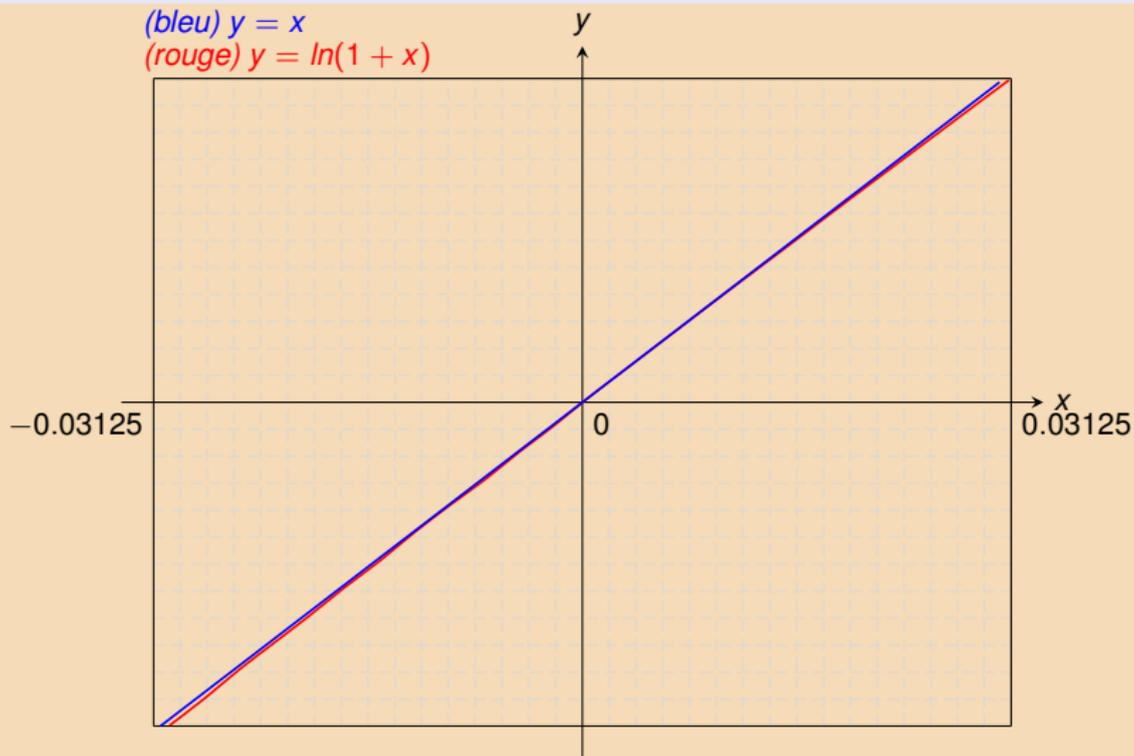
Comparaison entre $y = x$ et $y = \ln(1 + x)$



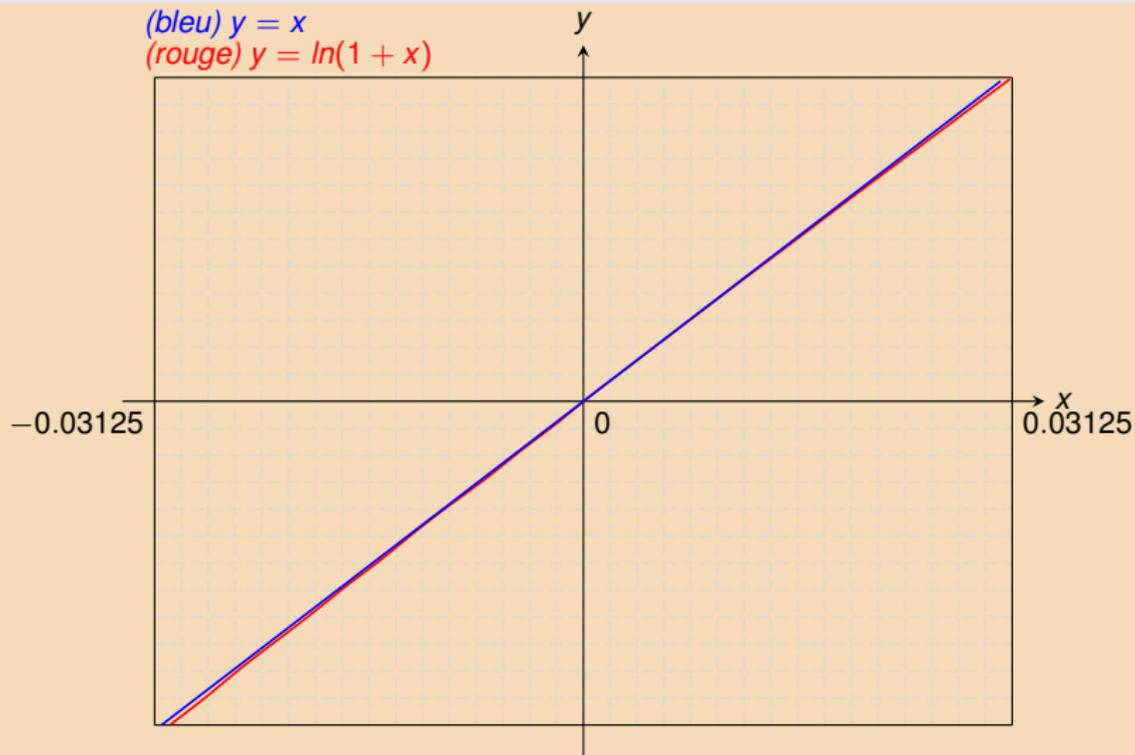
Comparaison entre $y = x$ et $y = \ln(1 + x)$



Comparaison entre $y = x$ et $y = \ln(1 + x)$

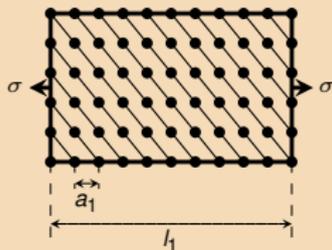


Comparaison entre $y = x$ et $y = \ln(1 + x)$



Mobilisation des dislocations

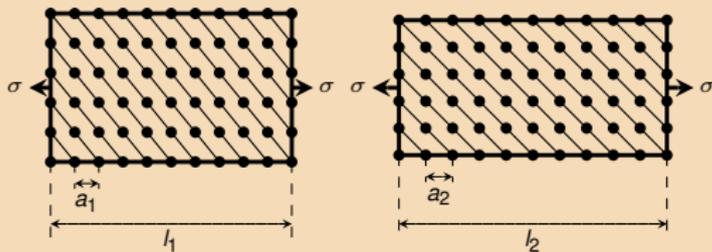
Elasticité ($\sigma < \sigma_e$) : modification des paramètres de maille



Plasticité ($\sigma > \sigma_e$) : création et mouvement de dislocations

Mobilisation des dislocations

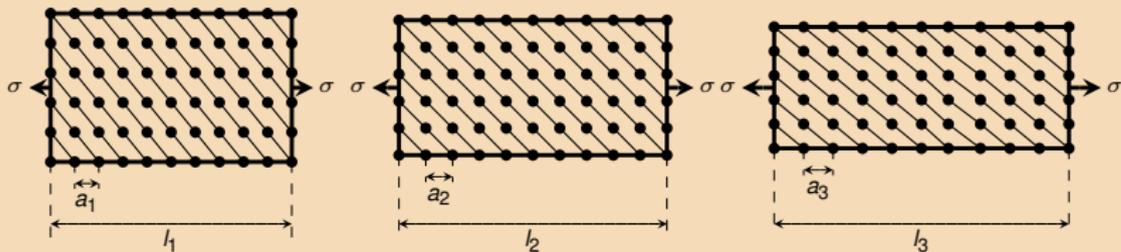
Elasticité ($\sigma < \sigma_e$) : modification des paramètres de maille



Plasticité ($\sigma > \sigma_e$) : création et mouvement de dislocations

Mobilisation des dislocations

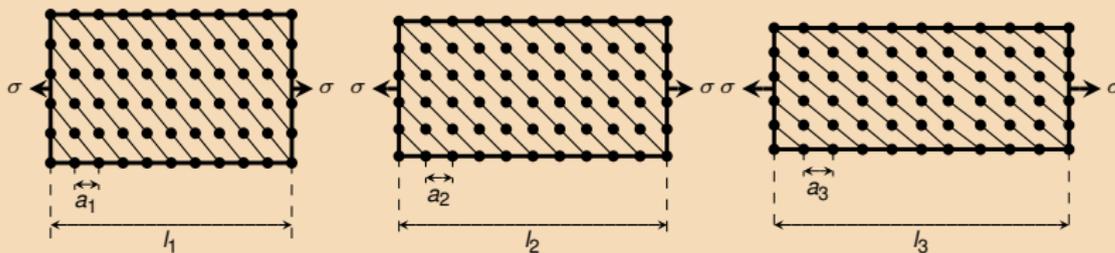
Elasticité ($\sigma < \sigma_e$) : modification des paramètres de maille



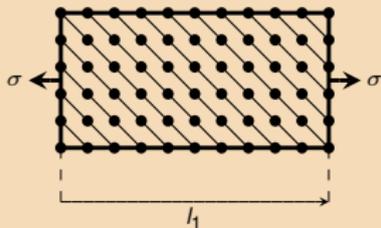
Plasticité ($\sigma > \sigma_e$) : création et mouvement de dislocations

Mobilisation des dislocations

Elasticité ($\sigma < \sigma_e$) : modification des paramètres de maille

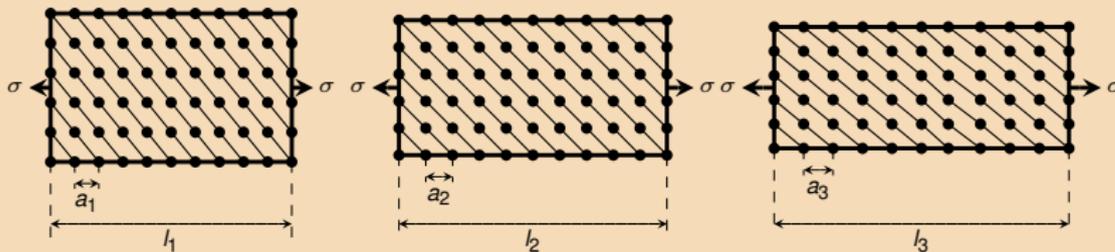


Plasticité ($\sigma > \sigma_e$) : création et mouvement de dislocations

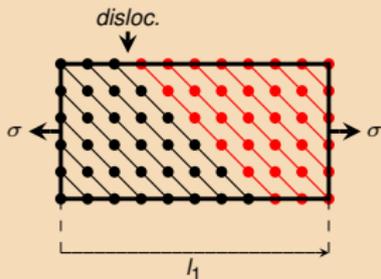


Mobilisation des dislocations

Elasticité ($\sigma < \sigma_e$) : modification des paramètres de maille

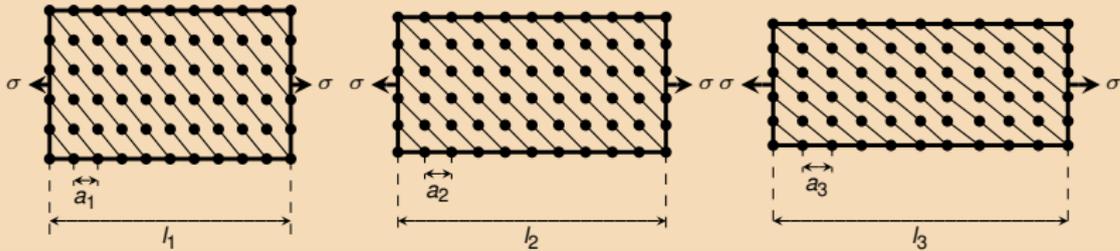


Plasticité ($\sigma > \sigma_e$) : création et mouvement de dislocations

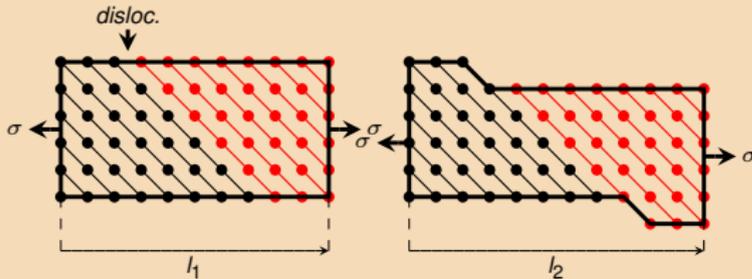


Mobilisation des dislocations

Elasticité ($\sigma < \sigma_e$) : modification des paramètres de maille

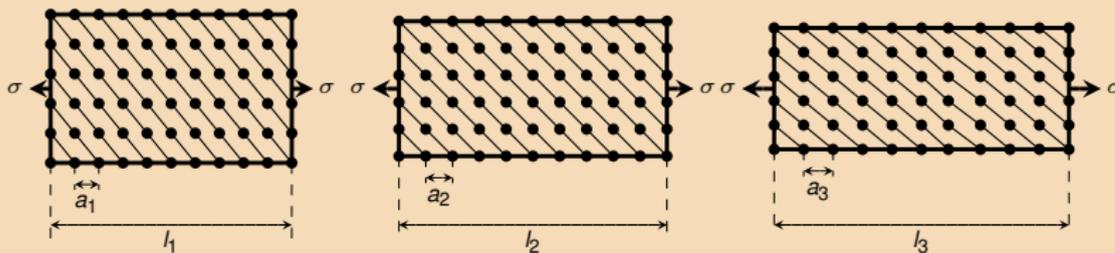


Plasticité ($\sigma > \sigma_e$) : création et mouvement de dislocations

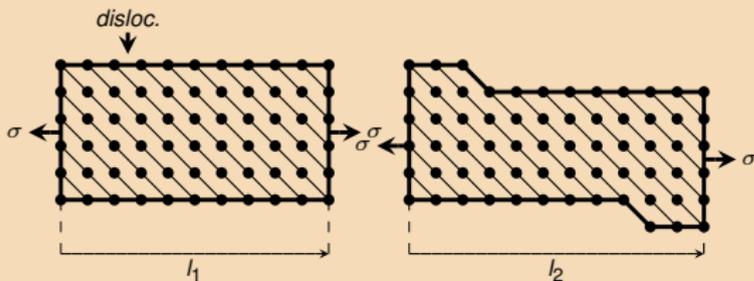


Mobilisation des dislocations

Elasticité ($\sigma < \sigma_e$) : modification des paramètres de maille

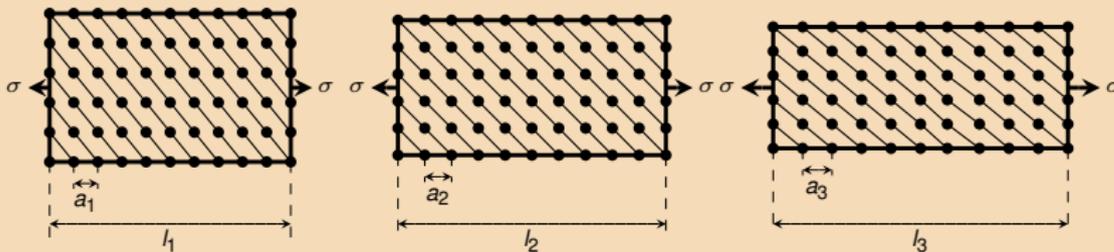


Plasticité ($\sigma > \sigma_e$) : création et mouvement de dislocations

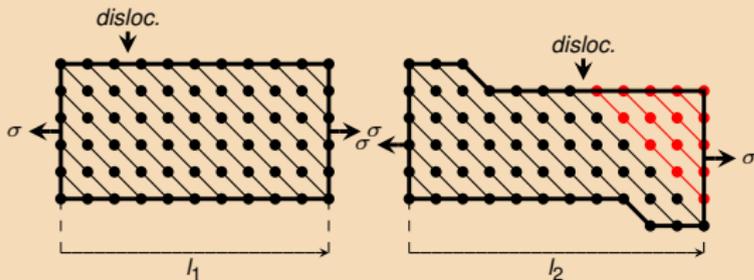


Mobilisation des dislocations

Elasticité ($\sigma < \sigma_e$) : modification des paramètres de maille

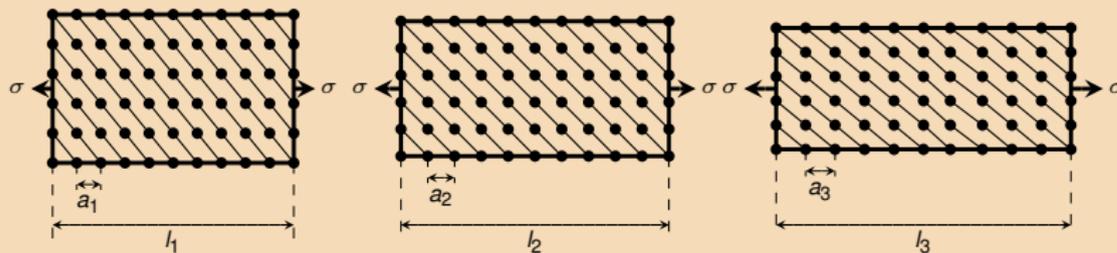


Plasticité ($\sigma > \sigma_e$) : création et mouvement de dislocations

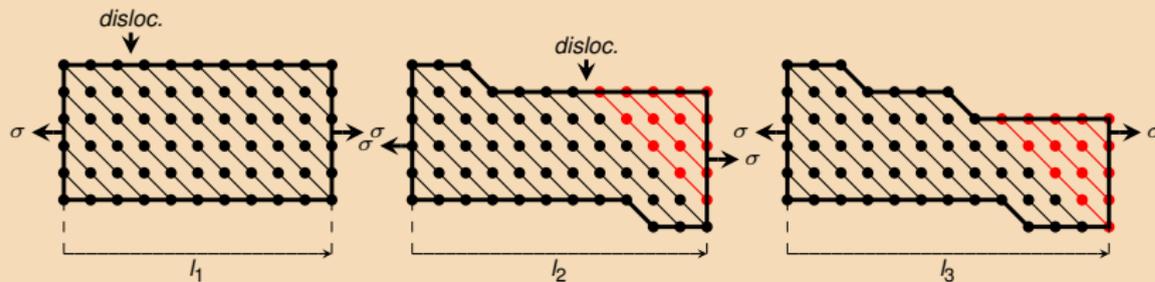


Mobilisation des dislocations

Elasticité ($\sigma < \sigma_e$) : modification des paramètres de maille

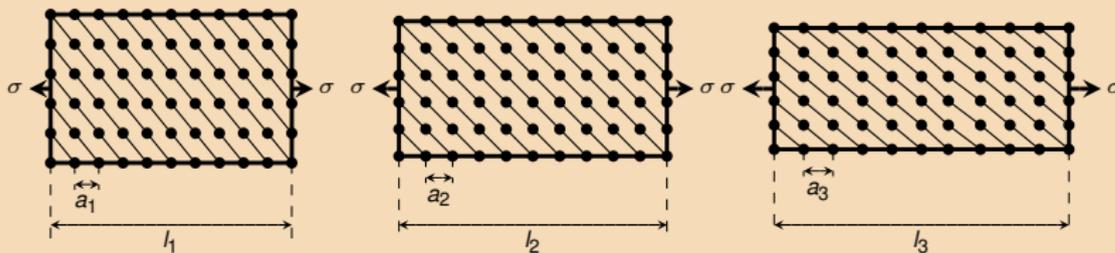


Plasticité ($\sigma > \sigma_e$) : création et mouvement de dislocations

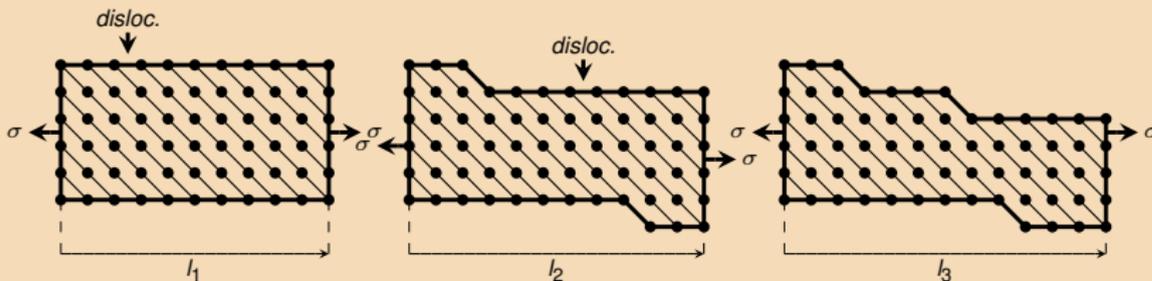


Mobilisation des dislocations

Elasticité ($\sigma < \sigma_e$) : modification des paramètres de maille

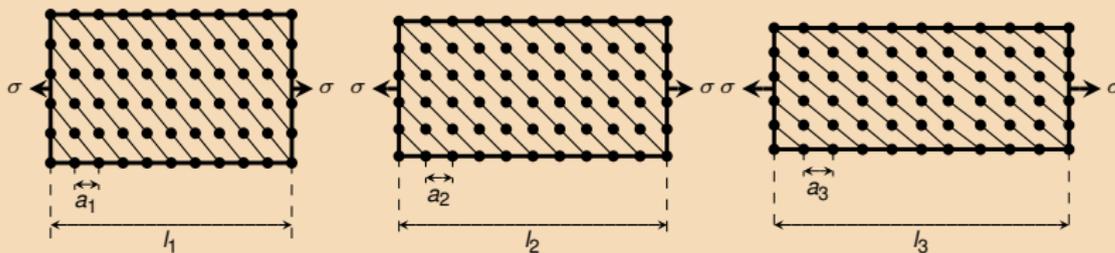


Plasticité ($\sigma > \sigma_e$) : création et mouvement de dislocations

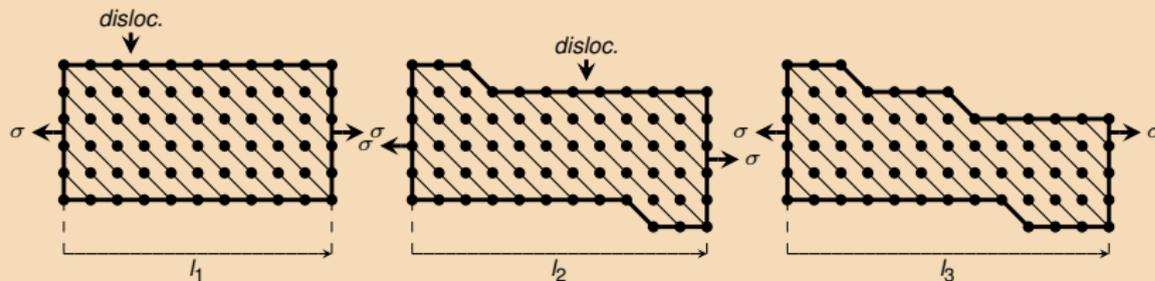


Mobilisation des dislocations

Elasticité ($\sigma < \sigma_e$) : modification des paramètres de maille

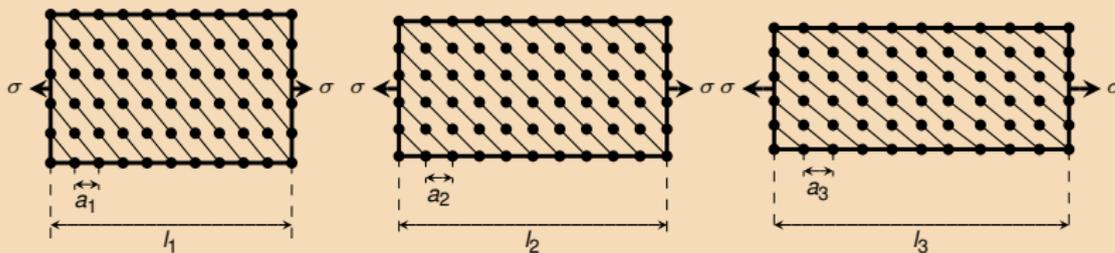


Plasticité ($\sigma > \sigma_e$) : création et mouvement de dislocations

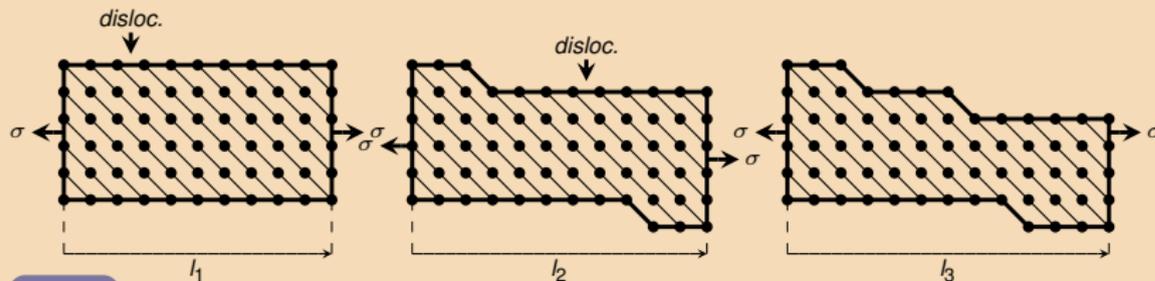


Mobilisation des dislocations

Elasticité ($\sigma < \sigma_e$) : modification des paramètres de maille



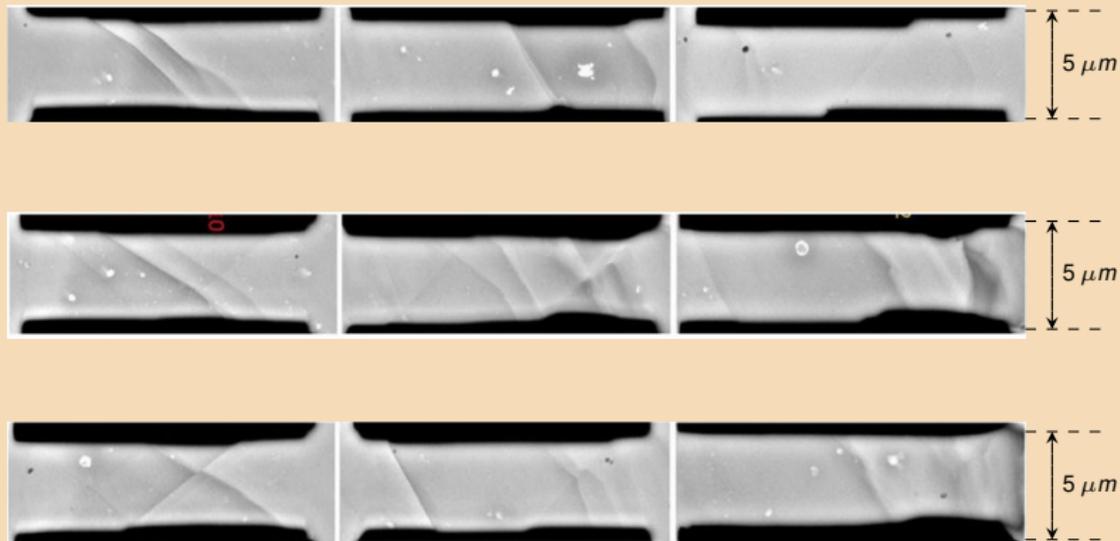
Plasticité ($\sigma > \sigma_e$) : création et mouvement de dislocations



← retour

Déformation plastiques

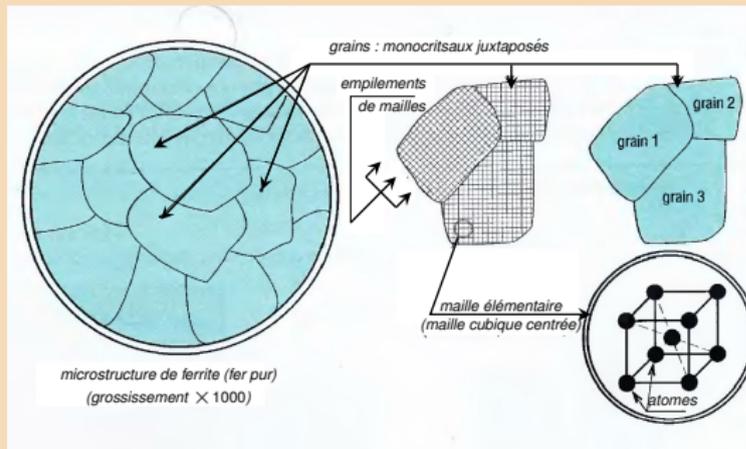
Observation TEM de micro-spécimens de traction



source : Hu, Zuji et al., Microstructure Formation and Micropillar Compression of Al-TiC Nanocomposite Manufactured by Solidification Nanoprocessing, Metallurgical and Materials Transactions A, 08.2019

Microstructures et grains

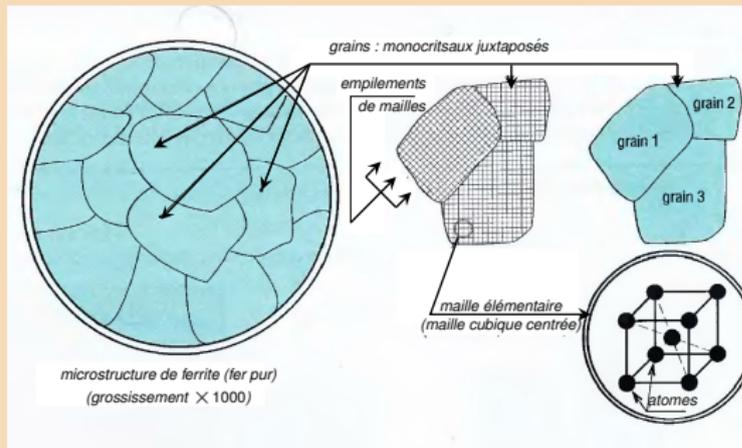
- Les métaux sont formés de monocristaux ou **grains** placés côte à côte et de forme polygonale plus ou moins régulière.
- A l'intérieur d'un grain, les atomes sont disposés de façons périodiques. La structure répétée périodiquement est appelée **maille** (e.g. maille cubique centré, maille cubique face centrée).



- Les traitements thermiques sont susceptibles de modifier la microstructure (i.e la taille et la morphologie des grains).

Microstructures et grains

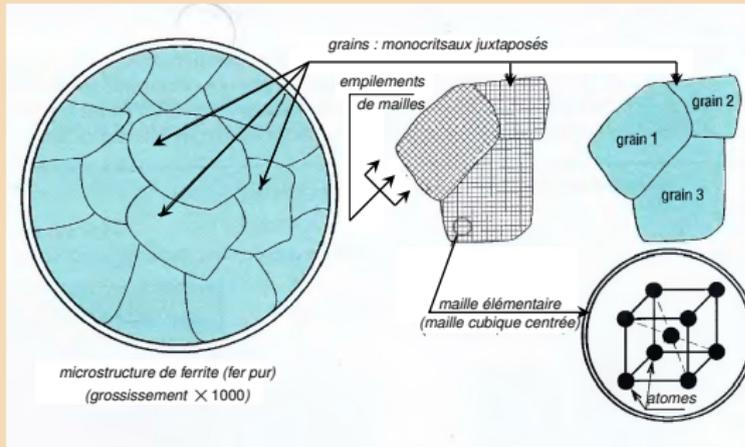
- Les métaux sont formés de monocristaux ou **grains** placés côte à côte et de forme polygonale plus ou moins régulière.
- A l'intérieur d'un grain, les atomes sont disposés de façons périodiques. La structure répétée périodiquement est appelée **maille** (e.g. maille cubique centré, maille cubique face centrée).



- Les traitements thermiques sont susceptibles de modifier la microstructure (i.e la taille et la morphologie des grains).

Microstructures et grains

- Les métaux sont formés de monocristaux ou **grains** placés côte à côte et de forme polygonale plus ou moins régulière.
- A l'intérieur d'un grain, les atomes sont disposés de façons périodiques. La structure répétée périodiquement est appelée **maille** (e.g. maille cubique centré, maille cubique face centrée).



- Les traitements thermiques sont susceptibles de modifier la microstructure (i.e la taille et la morphologie des grains).

Courbe de traction réelles - différentes val. de n

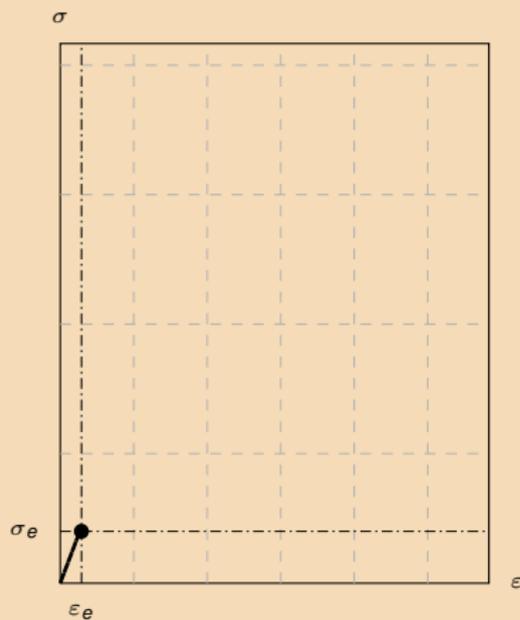


Fig. Courbe de traction réelle

Courbe de traction réelles - différentes val. de n

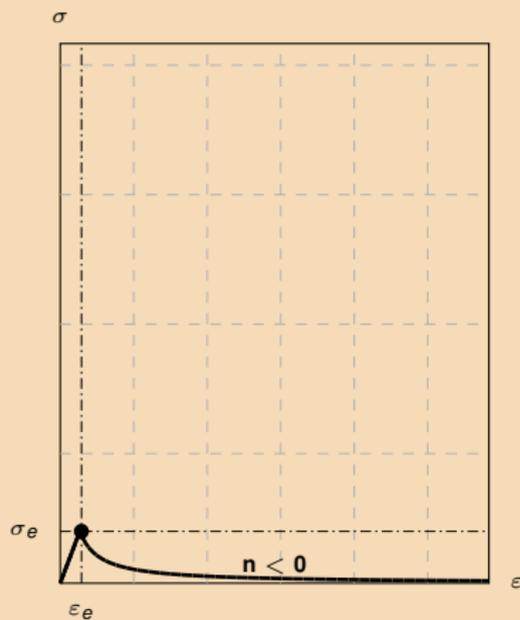


Fig. Courbe de traction réelle

Courbe de traction réelles - différentes val. de n

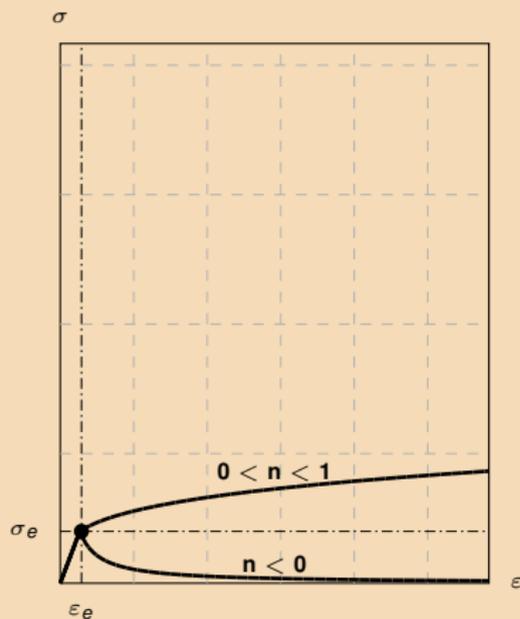


Fig. Courbe de traction réelle

Courbe de traction réelles - différentes val. de n

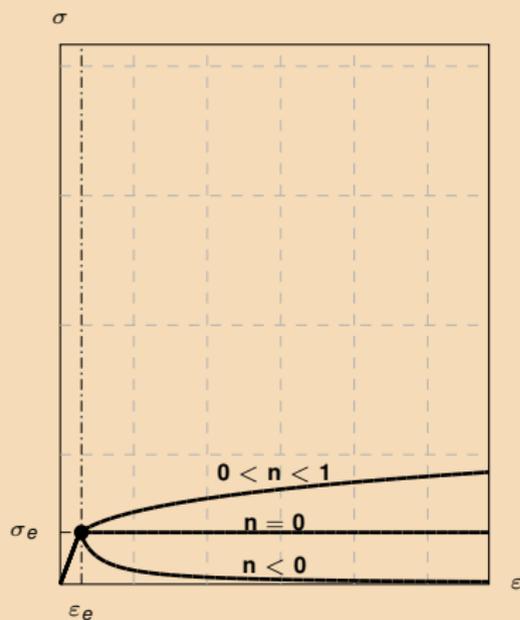


Fig. Courbe de traction réelle

Courbe de traction réelles - différentes val. de n

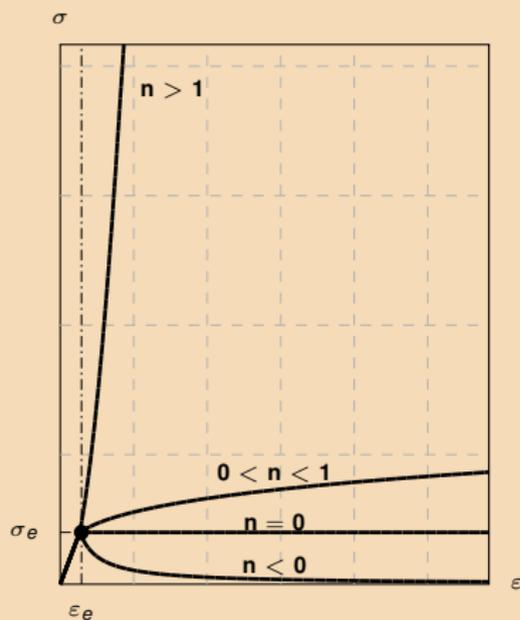


Fig. Courbe de traction réelle

Courbe de traction réelles - différentes val. de n

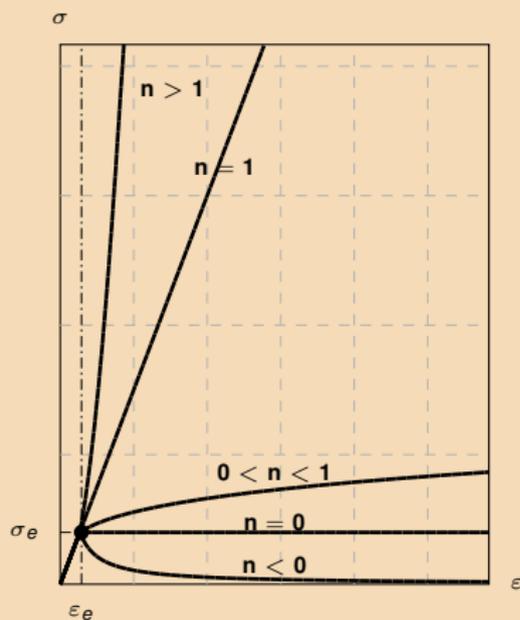


Fig. Courbe de traction réelle

Courbe de traction réelles - différentes val. de n

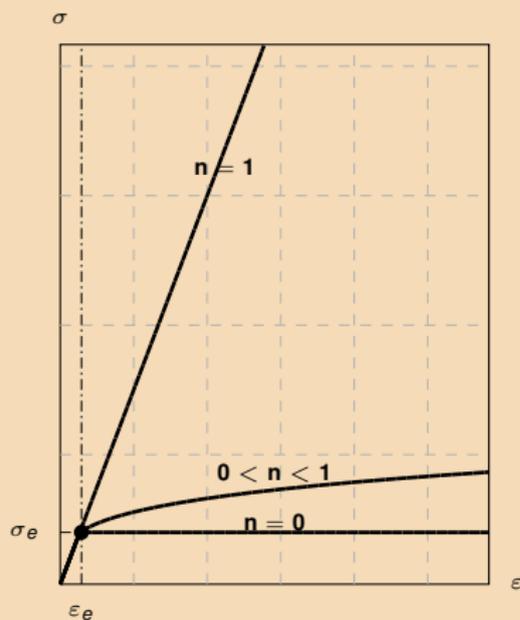


Fig. Courbe de traction réelle

Courbe de traction réelles - différentes val. de n

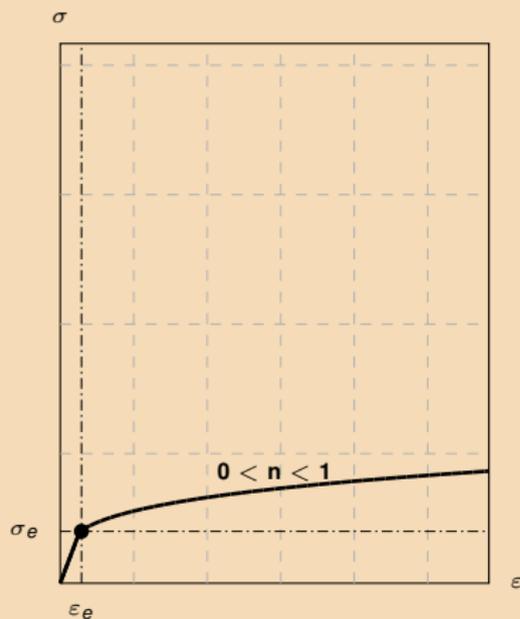


Fig. Courbe de traction réelle

Courbe de traction réelles - différentes val. de n

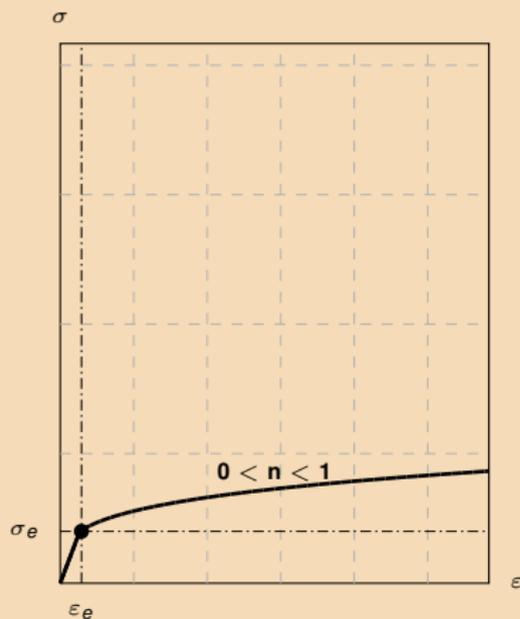


Fig. Courbe de traction réelle

← retour

Utilisation du taux nominal

- Pour le *matériau donné*, calculons la contrainte réelle en remplaçant le taux réel ε par le taux nominal e dans les lois de Hooke/Ludwik. Ajoutons sur le même graphique, la valeur de σ telle qu'elle sera mesurée.



Utilisation du taux nominal

- Pour le *matériau donné*, calculons la contrainte réelle en remplaçant le taux réel ε par le taux nominal e dans les lois de Hooke/Ludwik. Ajoutons sur le même graphique, la valeur de σ telle qu'elle sera mesurée.



Utilisation du taux nominal

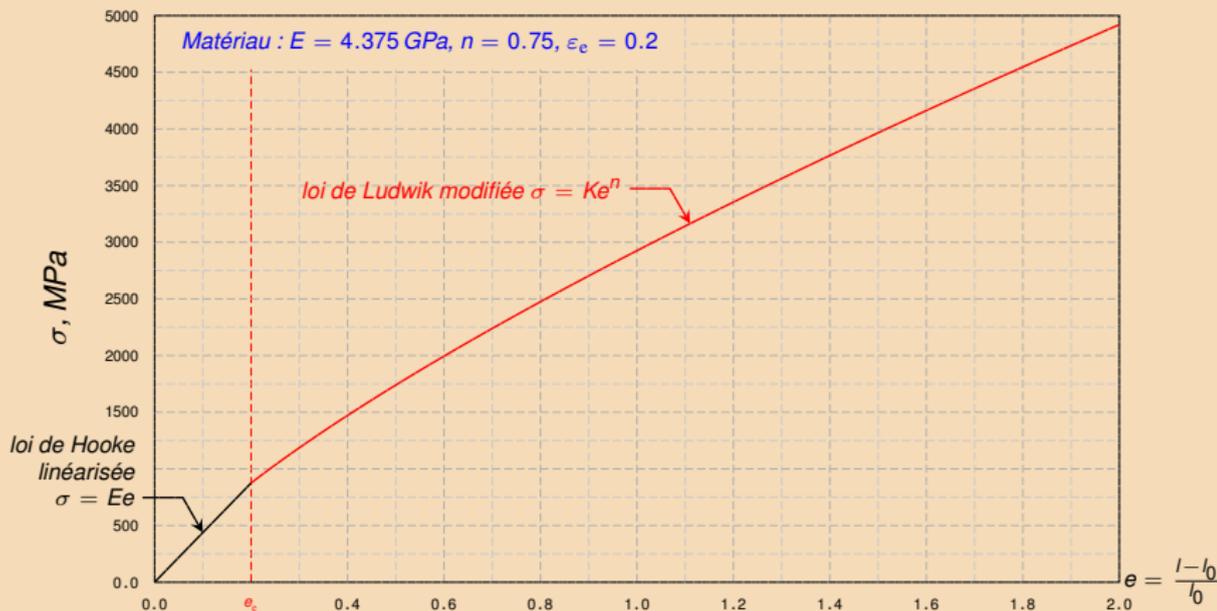
- Pour le matériau donné, calculons la contrainte réelle en remplaçant le taux réel ε par le taux nominal e dans les lois de Hooke/Ludwik. Ajoutons sur le même graphique, la valeur de σ telle qu'elle sera mesurée.



Un montage élastique jusqu'à e_c

Utilisation du taux nominal

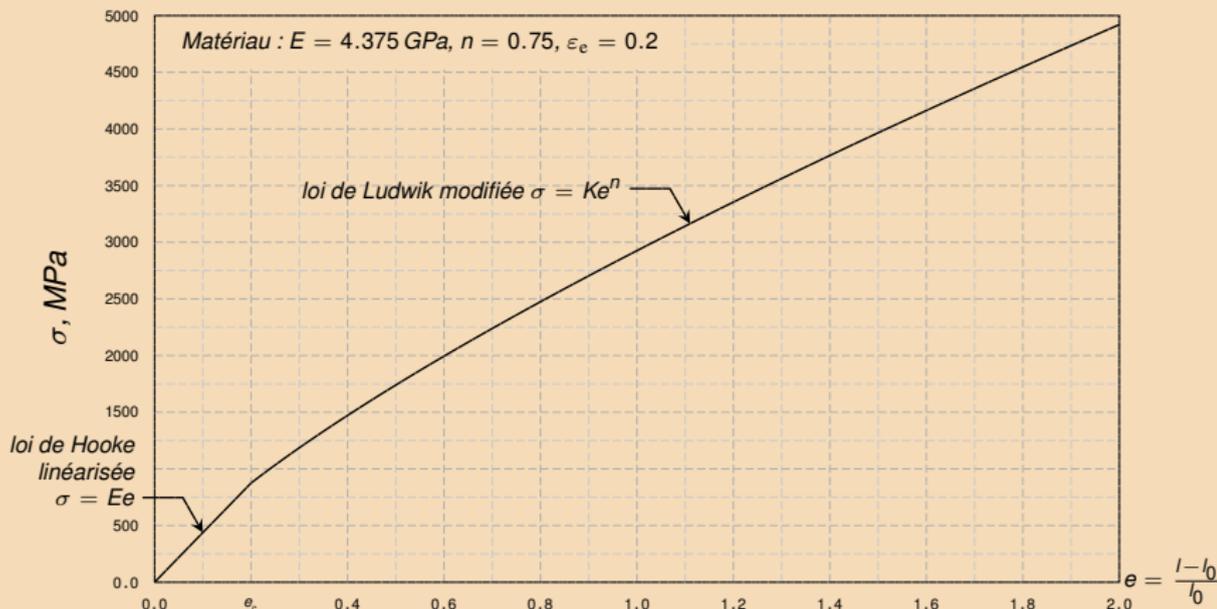
- Pour le matériau donné, calculons la contrainte réelle en remplaçant le taux réel ϵ par le taux nominal e dans les lois de Hooke/Ludwik. Ajoutons sur le même graphique, la valeur de σ telle qu'elle sera mesurée.



Un écrouissage (Ludwik) depuis e_c

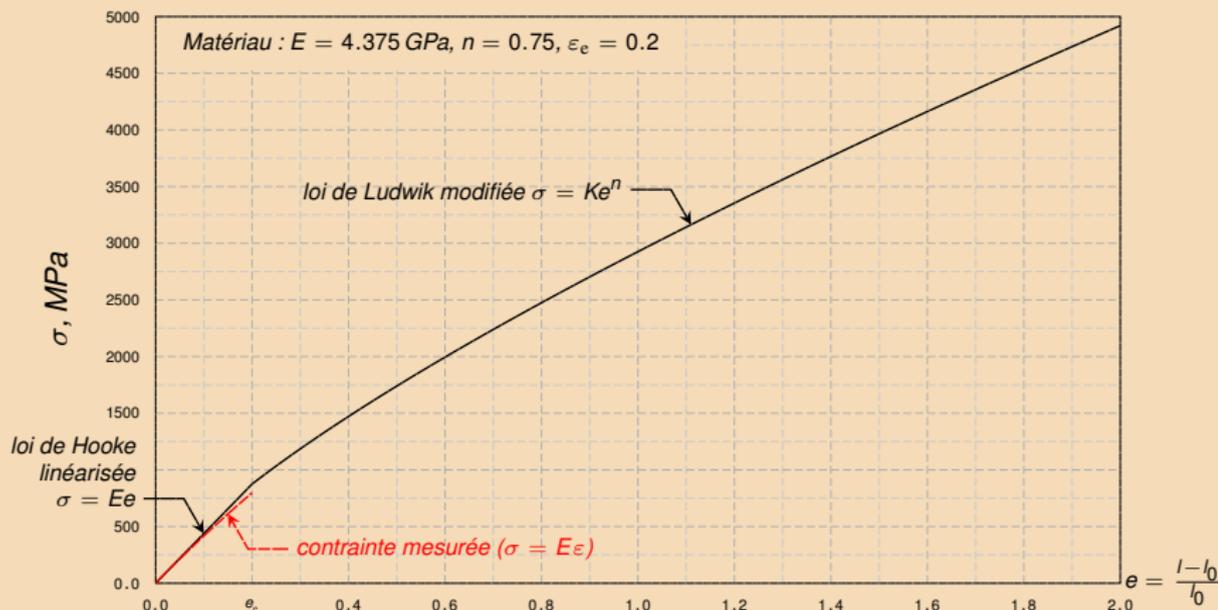
Utilisation du taux nominal

- Pour le matériau donné, calculons la contrainte réelle en remplaçant le taux réel ε par le taux nominal e dans les lois de Hooke/Ludwik. Ajoutons sur le même graphique, la valeur de σ telle qu'elle sera **mesurée**. L'erreur n'est pas significative dans le contexte des petites déformations (e.g. $e \ll 0.05$).



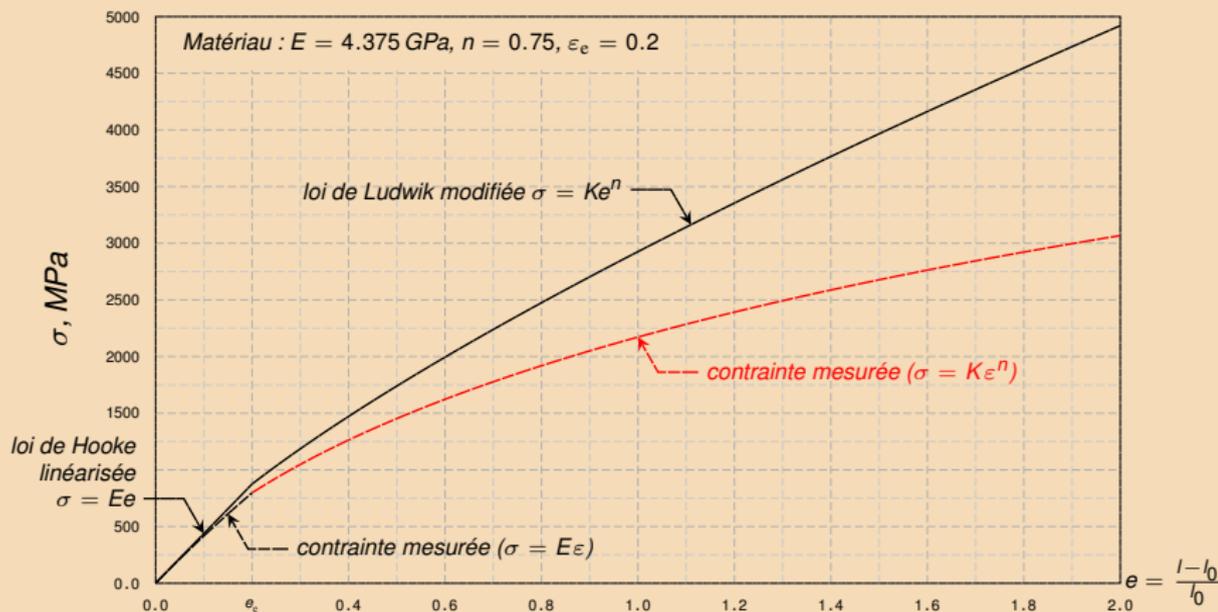
Utilisation du taux nominal

- Pour le matériau donné, calculons la contrainte réelle en remplaçant le taux réel ε par le taux nominal e dans les lois de Hooke/Ludwik. Ajoutons sur le même graphique, la valeur de σ telle qu'elle sera **mesurée**. L'erreur n'est pas significative dans le contexte des petites déformations (e.g. $e \ll 0.05$),



Utilisation du taux nominal

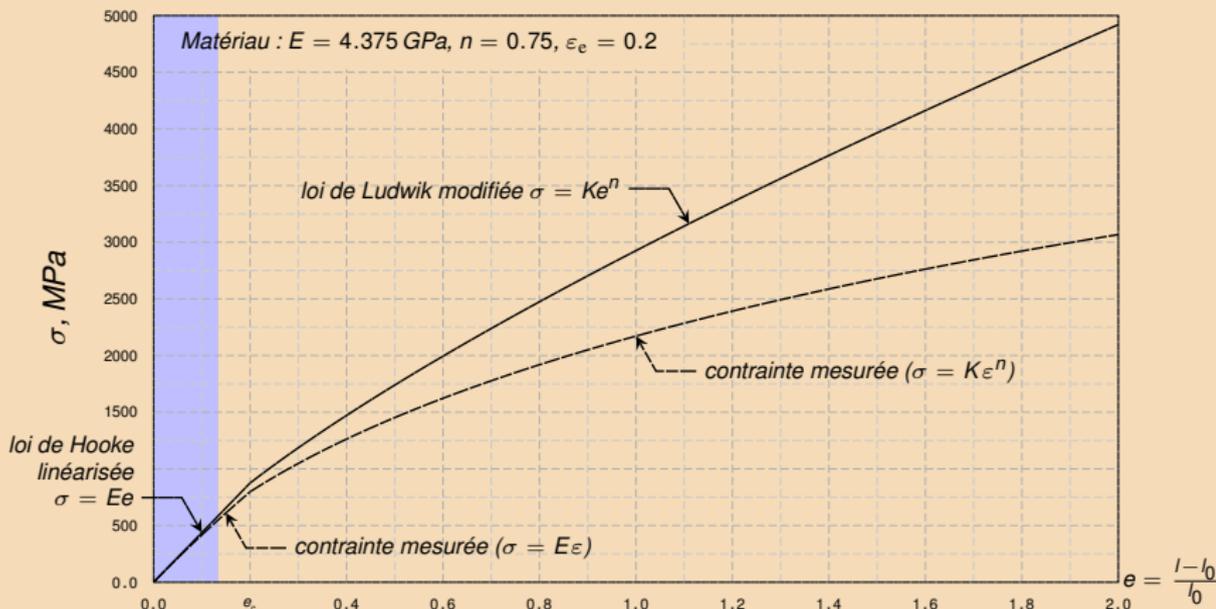
- Pour le matériau donné, calculons la contrainte réelle en remplaçant le taux réel ϵ par le taux nominal e dans les lois de Hooke/Ludwik. Ajoutons sur le même graphique, la valeur de σ telle qu'elle sera **mesurée**. L'erreur n'est pas significative dans le contexte des petites déformations (e.g. $e \ll 0.05$),



Un écrouissage (Ludwik) depuis ϵ_e

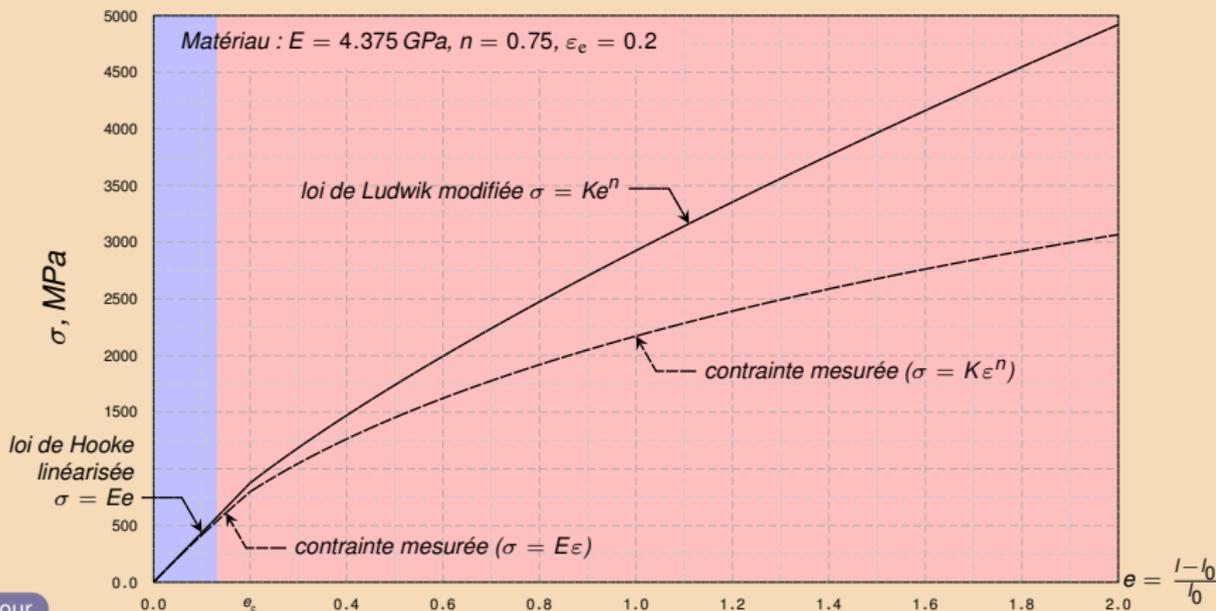
Utilisation du taux nominal

- Pour le matériau donné, calculons la contrainte réelle en remplaçant le taux réel ε par le taux nominal e dans les lois de Hooke/Ludwik. Ajoutons sur le même graphique, la valeur de σ telle qu'elle sera mesurée. L'erreur n'est pas significative dans le contexte des **petites déformations** (e.g. $e \ll 0.05$), mais est impossible à justifier dans le cas des grandes déformations.



Utilisation du taux nominal

- Pour le matériau donné, calculons la contrainte réelle en remplaçant le taux réel ε par le taux nominal e dans les lois de Hooke/Ludwik. Ajoutons sur le même graphique, la valeur de σ telle qu'elle sera mesurée. L'erreur n'est pas significative dans le contexte des **petites déformations** (e.g. $e \ll 0.05$), mais est impossible à justifier dans le cas **des grandes déformations**.



Valeurs nominales et valeurs réelles

	<i>réel</i>	<i>nominal</i>
<i>taux de déformation</i>	$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$	$e = \frac{l-l_0}{l_0}$
<i>contrainte</i>	$\sigma = \frac{F}{S}$	$R = \frac{F}{S_0}$

Valeurs nominales et valeurs réelles

	<i>réel</i>	<i>nominal</i>
taux de déformation	$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$	$e = \frac{l-l_0}{l_0}$
contrainte	$\sigma = \frac{F}{S}$	$R = \frac{F}{S_0}$

Valeurs nominales et valeurs réelles

	<i>réel</i>	<i>nominal</i>
<i>taux de déformation</i>	$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$	$e = \frac{l-l_0}{l_0}$
<i>contrainte</i>	$\sigma = \frac{F}{S}$	$R = \frac{F}{S_0}$

Valeurs nominales et valeurs réelles

	<i>réel</i>	<i>nominal</i>
taux de déformation	$\epsilon = \ln \frac{l}{l_0}$	$e = \frac{l-l_0}{l_0}$
contrainte	$\sigma = \frac{F}{S}$	$R = \frac{F}{S_0}$

- Le taux de **déformation nominal** a un avantage calculatoire, mais il n'est usité que dans le contexte des petites déformations car, dans ce cas, il est peu différent du **taux réel**. Pour étudier les procédés de formage, il est important d'utiliser le taux réel. On bénéficie de ses avantages :
 - (1) linéarité de la loi de Hooke ($\sigma = E\epsilon$ ou $\epsilon = \frac{\sigma}{E}$). Ce seul est $\epsilon < 5\%$ (2^e axes),
 - (2) absence des écarts de mesure des déformations,
 - (3) l'écartement de la loi ne dépendant que de la contrainte imposée.
- La **contrainte nominale** est par contre une grandeur fondamentale et très utile.
- Les informations données par σ et R sont complémentaires.
- Notons que $R \leq \sigma$

Valeurs nominales et valeurs réelles

	<i>réel</i>	<i>nominal</i>
taux de déformation	$\epsilon = \ln \frac{l}{l_0}$	$e = \frac{l-l_0}{l_0}$
contrainte	$\sigma = \frac{F}{S}$	$R = \frac{F}{S_0}$

- Le taux de **déformation nominal** a un avantage calculatoire, mais il n'est usité que dans le contexte des petites déformations car, dans ce cas, il est peu différent du **taux réel**. Pour étudier les procédés de formage, il est important d'utiliser le **taux réel**. On bénéficie de ses avantages :
 - (i) linéarité de la loi de Hooke ($\sigma = E\epsilon$ or $\sigma \approx Ee$ seul. si $e \ll 5\%$ (cf. exos)),
 - (ii) étude des rebonds élastiques simplifiée,
 - (iii) incrément de taux ne dépendant que de la config. courante ...
- La **contrainte nominale** est par contre une grandeur fondamentale et très utile.
- Les informations données par σ et R sont complémentaires.
- Notons que $R \leq \sigma$

Valeurs nominales et valeurs réelles

	<i>réel</i>	<i>nominal</i>
taux de déformation	$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$	$e = \frac{l-l_0}{l_0}$
contrainte	$\sigma = \frac{F}{S}$	$R = \frac{F}{S_0}$

- *Le taux de déformation nominal a un avantage calculatoire, mais il n'est usité que dans le contexte des petites déformations car, dans ce cas, il est peu différent du taux réel. Pour étudier les procédés de formage, il est important d'utiliser le taux réel. On bénéficie de ses avantages :*
 - (i) **linéarité** de la loi de Hooke ($\sigma = E\varepsilon$ or $\sigma \approx Ee$ seul. si $e \ll 5\%$ (cf. exos)),
 - (ii) *étude des rebonds élastiques simplifiée,*
 - (iii) *incrément de taux ne dépendant que de la config. courante ...*
- *La contrainte nominale est par contre une grandeur fondamentale et très utile.*
- *Les informations données par σ et R sont complémentaires.*
- *Notons que $R \leq \sigma$*

Valeurs nominales et valeurs réelles

	<i>réel</i>	<i>nominal</i>
taux de déformation	$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$	$e = \frac{l-l_0}{l_0}$
contrainte	$\sigma = \frac{F}{S}$	$R = \frac{F}{S_0}$

- *Le taux de déformation nominal a un avantage calculatoire, mais il n'est usité que dans le contexte des petites déformations car, dans ce cas, il est peu différent du taux réel. Pour étudier les procédés de formage, il est important d'utiliser le taux réel. On bénéficie de ses avantages :*
 - (i) *linéarité de la loi de Hooke ($\sigma = E\varepsilon$ or $\sigma \approx Ee$ seul. si $e \ll 5\%$ (cf. exos)),*
 - (ii) *étude des rebonds élastiques simplifiée,*
 - (iii) *incrément de taux ne dépendant que de la config. courante ...*
- *La contrainte nominale est par contre une grandeur fondamentale et très utile.*
- *Les informations données par σ et R sont complémentaires.*
- *Notons que $R \leq \sigma$*

Valeurs nominales et valeurs réelles

	<i>réel</i>	<i>nominal</i>
taux de déformation	$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$	$e = \frac{l-l_0}{l_0}$
contrainte	$\sigma = \frac{F}{S}$	$R = \frac{F}{S_0}$

- *Le taux de déformation nominal a un avantage calculatoire, mais il n'est usité que dans le contexte des petites déformations car, dans ce cas, il est peu différent du taux réel. Pour étudier les procédés de formage, il est important d'utiliser le taux réel. On bénéficie de ses avantages :*
 - (i) *linéarité de la loi de Hooke ($\sigma = E\varepsilon$ or $\sigma \approx Ee$ seul. si $e \ll 5\%$ (cf. exos)),*
 - (ii) *étude des rebonds élastiques simplifiée,*
 - (iii) *incrément de taux ne dépendant que de la config. courante ...*
- *La contrainte nominale est par contre une grandeur fondamentale et très utile.*
- *Les informations données par σ et R sont complémentaires.*
- *Notons que $R \leq \sigma$*

Valeurs nominales et valeurs réelles

	<i>réel</i>	<i>nominal</i>
taux de déformation	$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$	$e = \frac{l-l_0}{l_0}$
contrainte	$\sigma = \frac{F}{S}$	$R = \frac{F}{S_0}$

- *Le taux de déformation nominal a un avantage calculatoire, mais il n'est usité que dans le contexte des petites déformations car, dans ce cas, il est peu différent du taux réel. Pour étudier les procédés de formage, il est important d'utiliser le taux réel. On bénéficie de ses avantages :*
 - (i) *linéarité de la loi de Hooke ($\sigma = E\varepsilon$ or $\sigma \approx Ee$ seul. si $e \ll 5\%$ (cf. exos)),*
 - (ii) *étude des rebonds élastiques simplifiée,*
 - (iii) *incrément de taux ne dépendant que de la config. courante ...*
- *La contrainte nominale est par contre une grandeur fondamentale et très utile.*
- *Les informations données par σ et R sont complémentaires.*
- *Notons que $R \leq \sigma$*

Passons sur cette remarque un peu philosophique ! 

Valeurs nominales et valeurs réelles

	<i>réel</i>	<i>nominal</i>
taux de déformation	$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$	$e = \frac{l-l_0}{l_0}$
contrainte	$\sigma = \frac{F}{S}$	$R = \frac{F}{S_0}$

- Le **taux de déformation nominal** a un avantage calculatoire, mais il n'est usité que dans le contexte des petites déformations car, dans ce cas, il est peu différent du **taux réel**. Pour étudier les procédés de formage, il est important d'utiliser le **taux réel**. On bénéficie de ses avantages :
 - (i) linéarité de la loi de Hooke ($\sigma = E\varepsilon$ or $\sigma \approx Ee$ seul. si $e \ll 5\%$ (cf. exos)),
 - (ii) étude des rebonds élastiques simplifiée,
 - (iii) **incrément de taux ne dépendant que de la config. courante** ...
- La **contrainte nominale** est par contre une grandeur **fondamentale** et très utile. Elle représente la force divisée par la surface des fractions restituees par la surface initiale de l'échantillon.
- Les informations données par σ et R sont **complémentaires**.
- Notons que $R \leq \sigma$

Passons sur cette remarque un peu philosophique ! 

Valeurs nominales et valeurs réelles

	<i>réel</i>	<i>nominal</i>
taux de déformation	$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$	$e = \frac{l-l_0}{l_0}$
contrainte	$\sigma = \frac{F}{S}$	$R = \frac{F}{S_0}$

- Le *taux de déformation nominal* a un avantage calculatoire, mais il n'est usité que dans le contexte des petites déformations car, dans ce cas, il est peu différent du taux réel. Pour étudier les procédés de formage, il est important d'utiliser le taux réel. On bénéficie de ses avantages :
 - (i) linéarité de la loi de Hooke ($\sigma = E\varepsilon$ or $\sigma \approx Ee$ seul. si $e \ll 5\%$ (cf. exos)),
 - (ii) étude des rebonds élastiques simplifiée,
 - (iii) incrément de taux ne dépendant que de la config. courante ...
- La **contrainte nominale** est par contre une grandeur **fondamentale** et très utile. Elle représente la **force** développée par la machine de traction **normalisée par la surface initiale** de l'échantillon. *C'est une image de la charge appliquée.*
- Les informations données par σ et R sont complémentaires.
- Notons que $R \leq \sigma$

Valeurs nominales et valeurs réelles

	<i>réel</i>	<i>nominal</i>
taux de déformation	$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$	$e = \frac{l-l_0}{l_0}$
contrainte	$\sigma = \frac{F}{S}$	$R = \frac{F}{S_0}$

- Le *taux de déformation nominal* a un avantage calculatoire, mais il n'est usité que dans le contexte des petites déformations car, dans ce cas, il est peu différent du taux réel. Pour étudier les procédés de formage, il est important d'utiliser le taux réel. On bénéficie de ses avantages :
 - (i) linéarité de la loi de Hooke ($\sigma = E\varepsilon$ or $\sigma \approx Ee$ seul. si $e \ll 5\%$ (cf. exos)),
 - (ii) étude des rebonds élastiques simplifiée,
 - (iii) incrément de taux ne dépendant que de la config. courante ...
- La **contrainte nominale** est par contre une grandeur **fondamentale** et très utile. Elle représente la **force** développée par la machine de traction **normalisée par la surface initiale** de l'échantillon. *C'est une image de la charge appliquée.*
- *Les informations données par σ et R sont complémentaires.*
- *Notons que $R \leq \sigma$*

Valeurs nominales et valeurs réelles

	<i>réel</i>	<i>nominal</i>
taux de déformation	$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$	$e = \frac{l-l_0}{l_0}$
contrainte	$\sigma = \frac{F}{S}$	$R = \frac{F}{S_0}$

- Le *taux de déformation nominal* a un avantage calculatoire, mais il n'est usité que dans le contexte des petites déformations car, dans ce cas, il est peu différent du taux réel. Pour étudier les procédés de formage, il est important d'utiliser le taux réel. On bénéficie de ses avantages :
 - (i) linéarité de la loi de Hooke ($\sigma = E\varepsilon$ or $\sigma \approx Ee$ seul. si $e \ll 5\%$ (cf. exos)),
 - (ii) étude des rebonds élastiques simplifiée,
 - (iii) incrément de taux ne dépendant que de la config. courante ...
- La **contrainte nominale** est par contre une grandeur **fondamentale** et très utile. Elle représente la **force** développée par la machine de traction **normalisée par la surface initiale** de l'échantillon. C'est une image de la **charge** appliquée. *En conséquence, le terme force normalisée serait plus adapté que contrainte nominale.*
- *Les informations données par σ et R sont complémentaires.*
- *Notons que $R \leq \sigma$*

Valeurs nominales et valeurs réelles

	<i>réel</i>	<i>nominal</i>
taux de déformation	$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$	$e = \frac{l-l_0}{l_0}$
contrainte	$\sigma = \frac{F}{S}$	$R = \frac{F}{S_0}$

- Le *taux de déformation nominal* a un avantage calculatoire, mais il n'est usité que dans le contexte des petites déformations car, dans ce cas, il est peu différent du taux réel. Pour étudier les procédés de formage, il est important d'utiliser le taux réel. On bénéficie de ses avantages :
 - (i) linéarité de la loi de Hooke ($\sigma = E\varepsilon$ or $\sigma \approx Ee$ seul. si $e \ll 5\%$ (cf. exos)),
 - (ii) étude des rebonds élastiques simplifiée,
 - (iii) incrément de taux ne dépendant que de la config. courante ...
- La **contrainte nominale** est par contre une grandeur **fondamentale** et très utile. Elle représente la **force** développée par la machine de traction **normalisée par la surface initiale** de l'échantillon. C'est une image de la **charge** appliquée. En conséquence, le terme **force normalisée** serait plus adapté que contrainte nominale.
- Les informations données par σ et R sont **complémentaires**.
- *Notons que $R \leq \sigma$*

Valeurs nominales et valeurs réelles

	<i>réel</i>	<i>nominal</i>
taux de déformation	$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$	$e = \frac{l-l_0}{l_0}$
contrainte	$\sigma = \frac{F}{S}$	$R = \frac{F}{S_0}$

- Le *taux de déformation nominal* a un avantage calculatoire, mais il n'est usité que dans le contexte des petites déformations car, dans ce cas, il est peu différent du taux réel. Pour étudier les procédés de formage, il est important d'utiliser le taux réel. On bénéficie de ses avantages :
 - (i) linéarité de la loi de Hooke ($\sigma = E\varepsilon$ or $\sigma \approx Ee$ seul. si $e \ll 5\%$ (cf. exos)),
 - (ii) étude des rebonds élastiques simplifiée,
 - (iii) incrément de taux ne dépendant que de la config. courante ...
- La **contrainte nominale** est par contre une grandeur **fondamentale** et très utile. Elle représente la **force** développée par la machine de traction **normalisée par la surface initiale** de l'échantillon. C'est une image de la **charge** appliquée. En conséquence, le terme force normalisée serait plus adapté que contrainte nominale.
- Les informations données par σ et R sont **complémentaires**. La contrainte de traction réelle représente la contrainte de traction *physique* telle qu'on peut la mesurer à l'intérieur de l'échantillon.
- Notons que $R \leq \sigma$

Valeurs nominales et valeurs réelles

	<i>réel</i>	<i>nominal</i>
taux de déformation	$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$	$e = \frac{l-l_0}{l_0}$
contrainte	$\sigma = \frac{F}{S}$	$R = \frac{F}{S_0}$

- Le **taux de déformation nominal** a un avantage calculatoire, mais il n'est usité que dans le contexte des petites déformations car, dans ce cas, il est peu différent du taux réel. Pour étudier les procédés de formage, il est important d'utiliser le taux réel. On bénéficie de ses avantages :
 - (i) linéarité de la loi de Hooke ($\sigma = E\varepsilon$ or $\sigma \approx Ee$ seul. si $e \ll 5\%$ (cf. exos)),
 - (ii) étude des rebonds élastiques simplifiée,
 - (iii) *incrément de taux ne dépendant que de la config. courante ...*
- La **contrainte nominale** est par contre une grandeur **fondamentale** et très utile. Elle représente la **force** développée par la machine de traction **normalisée par la surface initiale** de l'échantillon. C'est une image de la **charge** appliquée. En conséquence, le terme force normalisée serait plus adapté que contrainte nominale.
- Les informations données par σ et R sont **complémentaires**. La contrainte de **traction réelle** représente la **contrainte de traction physique** telle qu'on peut la mesurer à l'intérieur de l'échantillon.
- *Notons que $R \leq \sigma$*

Valeurs nominales et valeurs réelles

	<i>réel</i>	<i>nominal</i>
taux de déformation	$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$	$e = \frac{l-l_0}{l_0}$
contrainte	$\sigma = \frac{F}{S}$	$R = \frac{F}{S_0}$

- Le *taux de déformation nominal* a un avantage calculatoire, mais il n'est usité que dans le contexte des petites déformations car, dans ce cas, il est peu différent du taux réel. Pour étudier les procédés de formage, il est important d'utiliser le taux réel. On bénéficie de ses avantages :
 - (i) linéarité de la loi de Hooke ($\sigma = E\varepsilon$ or $\sigma \approx Ee$ seul. si $e \ll 5\%$ (cf. exos)),
 - (ii) étude des rebonds élastiques simplifiée,
 - (iii) incrément de taux ne dépendant que de la config. courante ...
- La **contrainte nominale** est par contre une grandeur **fondamentale** et très utile. Elle représente la **force** développée par la machine de traction **normalisée par la surface initiale** de l'échantillon. C'est une image de la **charge** appliquée. En conséquence, le terme force normalisée serait plus adapté que contrainte nominale.
- Les informations données par σ et R sont **complémentaires**. La contrainte de traction réelle représente la contrainte de traction **physique** telle qu'on peut la mesurer à l'intérieur de l'échantillon.
- Notons que $R \leq \sigma$

Valeurs nominales et valeurs réelles

	<i>réel</i>	<i>nominal</i>
taux de déformation	$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$	$e = \frac{l-l_0}{l_0}$
contrainte	$\sigma = \frac{F}{S}$	$R = \frac{F}{S_0}$

- Le *taux de déformation nominal* a un avantage calculatoire, mais il n'est usité que dans le contexte des petites déformations car, dans ce cas, il est peu différent du taux réel. Pour étudier les procédés de formage, il est important d'utiliser le taux réel. On bénéficie de ses avantages :
 - (i) linéarité de la loi de Hooke ($\sigma = E\varepsilon$ or $\sigma \approx Ee$ seul. si $e \ll 5\%$ (cf. exos)),
 - (ii) étude des rebonds élastiques simplifiée,
 - (iii) incrément de taux ne dépendant que de la config. courante ...
- La **contrainte nominale** est par contre une grandeur **fondamentale** et très utile. Elle représente la **force** développée par la machine de traction **normalisée par la surface initiale** de l'échantillon. C'est une image de la **charge** appliquée. En conséquence, le terme force normalisée serait plus adapté que contrainte nominale.
- Les informations données par σ et R sont **complémentaires**. La contrainte de traction réelle représente la contrainte de traction **physique** telle qu'on peut la mesurer à l'intérieur de l'échantillon.
- Notons que $R \leq \sigma$ à cause de la décroissance de la section de l'échantillon.

Valeurs nominales et valeurs réelles

	<i>réel</i>	<i>nominal</i>
taux de déformation	$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$	$e = \frac{l-l_0}{l_0}$
contrainte	$\sigma = \frac{F}{S}$	$R = \frac{F}{S_0}$

- Le **taux de déformation nominal** a un avantage calculatoire, mais il n'est usité que dans le contexte des petites déformations car, dans ce cas, il est peu différent du taux réel. Pour étudier les procédés de formage, il est important d'utiliser le taux réel. On bénéficie de ses avantages :
 - (i) linéarité de la loi de Hooke ($\sigma = E\varepsilon$ or $\sigma \approx Ee$ seul. si $e \ll 5\%$ (cf. exos)),
 - (ii) étude des rebonds élastiques simplifiée,
 - (iii) incrément de taux ne dépendant que de la config. courante ...
- La **contrainte nominale** est par contre une grandeur **fondamentale** et très utile. Elle représente la **force** développée par la machine de traction **normalisée par la surface initiale** de l'échantillon. C'est une image de la **charge** appliquée. En conséquence, le terme force normalisée serait plus adapté que contrainte nominale.
- Les informations données par σ et R sont **complémentaires**. La contrainte de traction réelle représente la contrainte de traction **physique** telle qu'on peut la mesurer à l'intérieur de l'échantillon.
- Notons que $R \leq \sigma$ à cause de la décroissance de la section de l'échantillon.

Valeurs nominales et valeurs réelles

	<i>réel</i>	<i>nominal</i>
taux de déformation	$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$	$e = \frac{l-l_0}{l_0}$
contrainte	$\sigma = \frac{F}{S}$	$R = \frac{F}{S_0}$

- Le **taux de déformation nominal** a un avantage calculatoire, mais il n'est usité que dans le contexte des petites déformations car, dans ce cas, il est peu différent du taux réel. Pour étudier les procédés de formage, il est important d'utiliser le taux réel. On bénéficie de ses avantages :
 - (i) linéarité de la loi de Hooke ($\sigma = E\varepsilon$ or $\sigma \approx Ee$ seul. si $e \ll 5\%$ (cf. exos)),
 - (ii) étude des rebonds élastiques simplifiée,
 - (iii) incrément de taux ne dépendant que de la config. courante ...
- La **contrainte nominale** est par contre une grandeur **fondamentale** et très utile. Elle représente la **force** développée par la machine de traction **normalisée par la surface initiale** de l'échantillon. C'est une image de la **charge** appliquée. En conséquence, le terme force normalisée serait plus adapté que contrainte nominale.
- Les informations données par σ et R sont **complémentaires**. La contrainte de traction réelle représente la contrainte de traction **physique** telle qu'on peut la mesurer à l'intérieur de l'échantillon.
- Notons que $R \leq \sigma$ à cause de la décroissance de la section de l'échantillon.

Valeurs nominales et valeurs réelles

	<i>réel</i>	<i>nominal</i>
taux de déformation	$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$	$e = \frac{l-l_0}{l_0}$
contrainte	$\sigma = \frac{F}{S}$	$R = \frac{F}{S_0}$

- Le **taux de déformation nominal** a un avantage calculatoire, mais il n'est usité que dans le contexte des petites déformations car, dans ce cas, il est peu différent du taux réel. Pour étudier les procédés de formage, il est important d'utiliser le taux réel. On bénéficie de ses avantages :
 - (i) linéarité de la loi de Hooke ($\sigma = E\varepsilon$ or $\sigma \approx Ee$ seul. si $e \ll 5\%$ (cf. exos)),
 - (ii) étude des rebonds élastiques simplifiée,
 - (iii) incrément de taux ne dépendant que de la config. courante ...
- La **contrainte nominale** est par contre une grandeur **fondamentale** et très utile. Elle représente la **force** développée par la machine de traction **normalisée par la surface initiale** de l'échantillon. C'est une image de la **charge** appliquée. En conséquence, le terme force normalisée serait plus adapté que contrainte nominale.
- Les informations données par σ et R sont **complémentaires**. La contrainte de traction réelle représente la contrainte de traction **physique** telle qu'on peut la mesurer à l'intérieur de l'échantillon.
- Notons que $R \leq \sigma$ à cause de la décroissance de la section de l'échantillon.

Valeurs nominales et valeurs réelles

	<i>réel</i>	<i>nominal</i>
taux de déformation	$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$	$e = \frac{l-l_0}{l_0}$
contrainte	$\sigma = \frac{F}{S}$	$R = \frac{F}{S_0}$

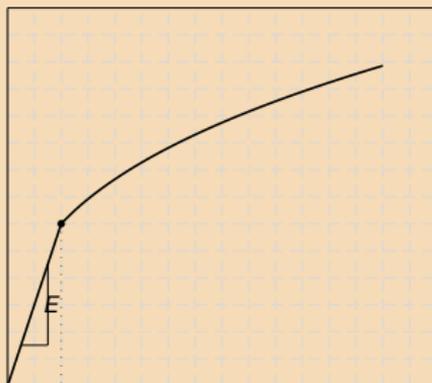
- Le *taux de déformation nominal* a un avantage calculatoire, mais il n'est usité que dans le contexte des petites déformations car, dans ce cas, il est peu différent du taux réel. Pour étudier les procédés de formage, il est important d'utiliser le taux réel. On bénéficie de ses avantages :
 - (i) linéarité de la loi de Hooke ($\sigma = E\varepsilon$ or $\sigma \approx Ee$ seul. si $e \ll 5\%$ (cf. exos)),
 - (ii) étude des rebonds élastiques simplifiée,
 - (iii) incrément de taux ne dépendant que de la config. courante ...
- La **contrainte nominale** est par contre une grandeur **fondamentale** et très utile. Elle représente la **force** développée par la machine de traction **normalisée par la surface initiale** de l'échantillon. C'est une image de la **charge** appliquée. En conséquence, le terme force normalisée serait plus adapté que contrainte nominale.
- Les informations données par σ et R sont **complémentaires**. La contrainte de traction réelle représente la contrainte de traction **physique** telle qu'on peut la mesurer à l'intérieur de l'échantillon.
- Notons que $R \leq \sigma$ à cause de la décroissance de la section de l'échantillon.

Rebond élastique en taux réel ou nominal

avec le taux réel

avec le taux nominal

σ : contrainte réelle, MPa



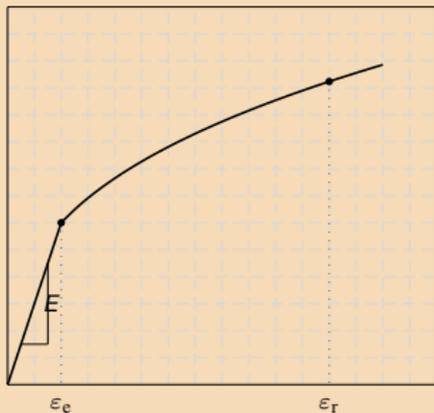
ϵ : tx de déf. réel

Rebond élastique en taux réel ou nominal

avec le taux réel

avec le taux nominal

σ : contrainte réelle, MPa



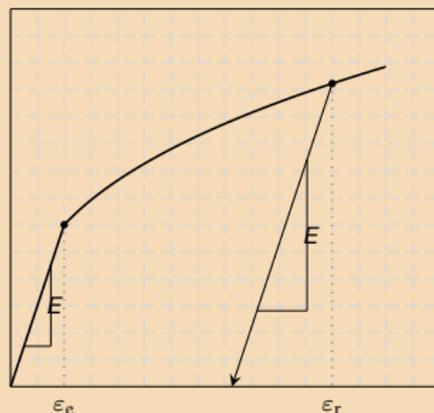
ϵ : tx de déf. réel

Rebond élastique en taux réel ou nominal

avec le taux réel

avec le taux nominal

σ : contrainte réelle, MPa



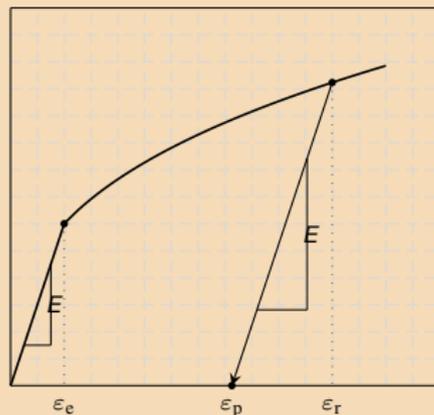
ϵ : tx de déf. réel

Rebond élastique en taux réel ou nominal

avec le taux réel

avec le taux nominal

σ : contrainte réelle, MPa



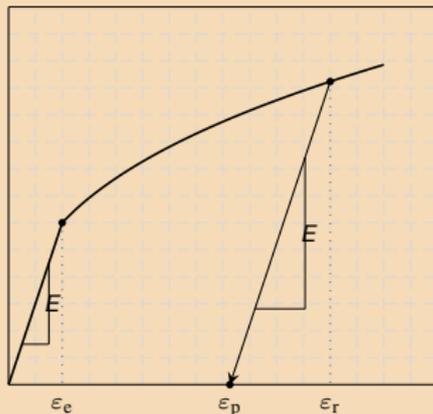
ϵ : tx de déf. réel

Rebond élastique en taux réel ou nominal

avec le taux réel

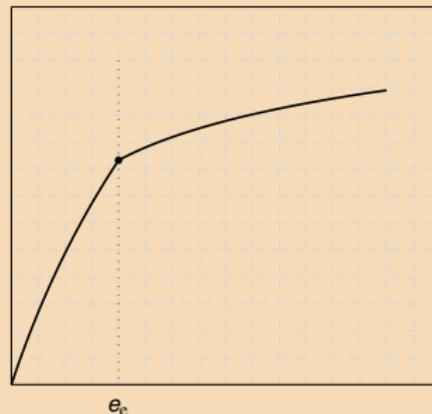
avec le taux nominal

σ : contrainte réelle, MPa



ϵ : tx de déf. réel

σ : contrainte réelle, MPa



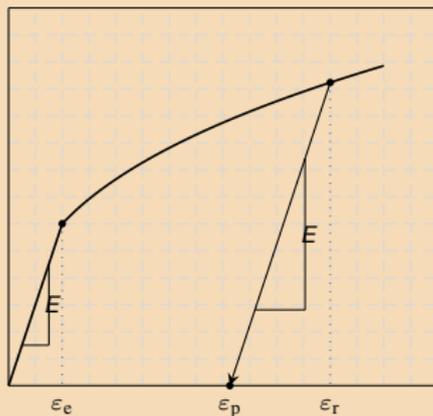
e : tx de déf. nominal

Rebond élastique en taux réel ou nominal

avec le taux réel

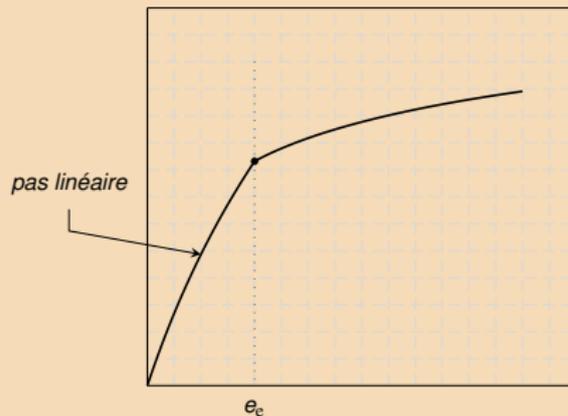
avec le taux nominal

σ : contrainte réelle, MPa



ϵ : tx de déf. réel

σ : contrainte réelle, MPa



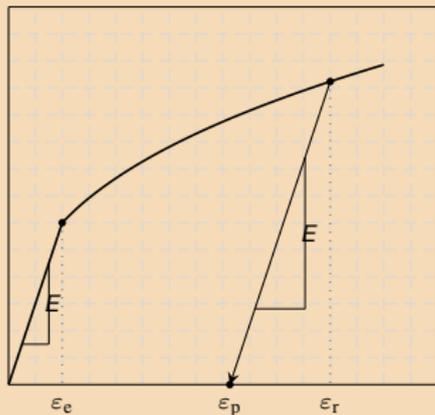
e : tx de déf. nominal

Rebond élastique en taux réel ou nominal

avec le taux réel

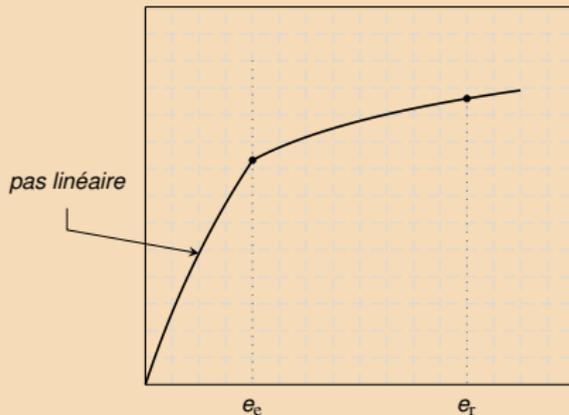
avec le taux nominal

σ : contrainte réelle, MPa



ϵ : tx de déf. réel

σ : contrainte réelle, MPa



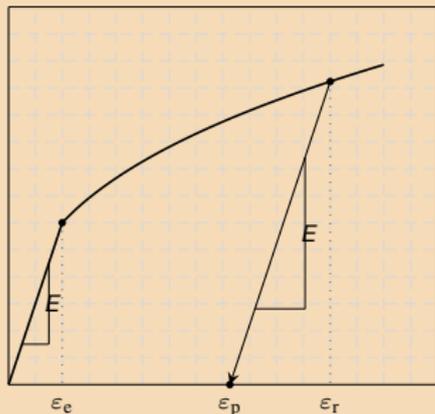
e : tx de déf. nominal

Rebond élastique en taux réel ou nominal

avec le taux réel

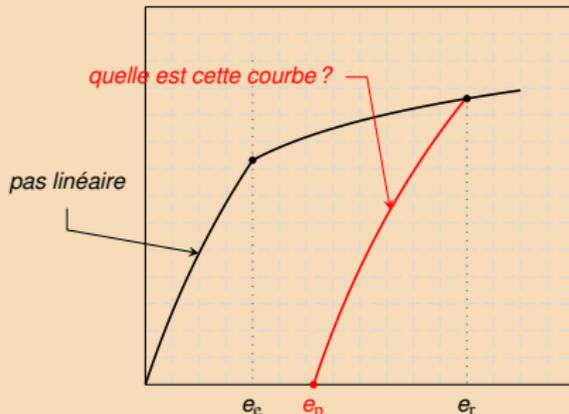
avec le taux nominal

σ : contrainte réelle, MPa



ϵ : tx de déf. réel

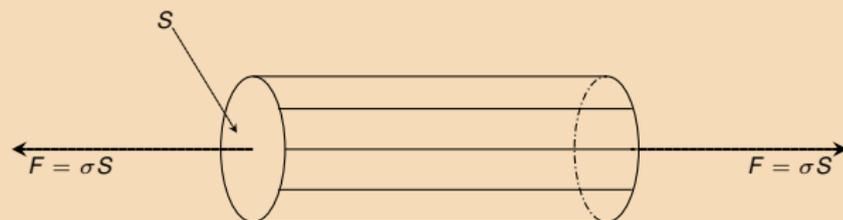
σ : contrainte réelle, MPa



e : tx de déf. nominal

Etat de contrainte local

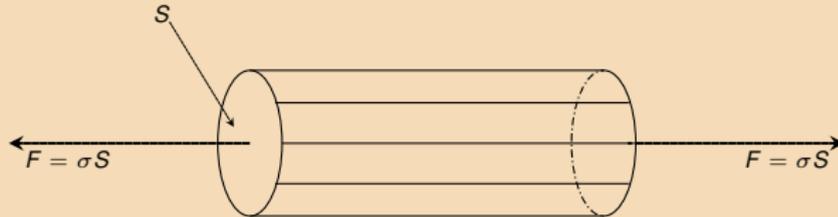
- *La contrainte de traction σ ne s'applique pas que sur les faces extrêmes de l'échantillon. L'équilibre mécanique de chaque portion d'échantillon implique que la contrainte σ se répercute sur chaque surface interne de l'échantillon perpendiculaire à l'axe de traction. Ce fait est illustré à la Fig. ci-dessous.*



- *En cours d'une expérience de traction, l'échantillon est dans un état de contrainte homogène :*

Etat de contrainte local

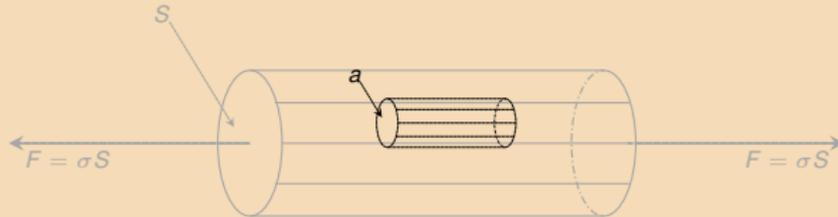
- *La contrainte de traction σ ne s'applique pas que sur les faces extrêmes de l'échantillon. L'équilibre mécanique de chaque portion d'échantillon implique que la contrainte σ se répercute sur chaque surface interne de l'échantillon perpendiculaire à l'axe de traction. Ce fait est illustré à la Fig. ci-dessous.*



- *En cours d'une expérience de traction, l'échantillon est dans un état de contrainte homogène :*

Etat de contrainte local

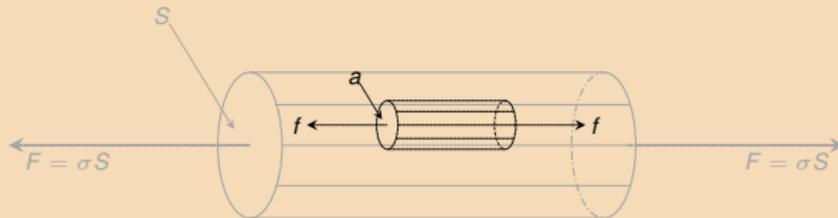
- *La contrainte de traction σ ne s'applique pas que sur les faces extrêmes de l'échantillon. L'équilibre mécanique de chaque portion d'échantillon implique que la contrainte σ se répercute sur chaque surface interne de l'échantillon perpendiculaire à l'axe de traction. Ce fait est illustré à la Fig. ci-dessous.*



- *En cours d'une expérience de traction, l'échantillon est dans un état de contrainte homogène :*

Etat de contrainte local

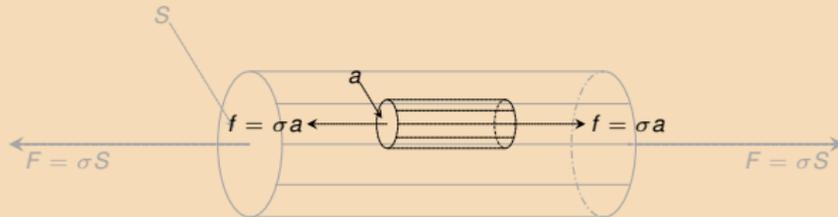
- La contrainte de traction σ ne s'applique pas que sur les faces extrêmes de l'échantillon. L'équilibre mécanique de chaque portion d'échantillon implique que la contrainte σ se répercute sur chaque surface interne de l'échantillon perpendiculaire à l'axe de traction. Ce fait est illustré à la Fig. ci-dessous.



- En cours d'une expérience de traction, l'échantillon est dans un état de contrainte homogène :

Etat de contrainte local

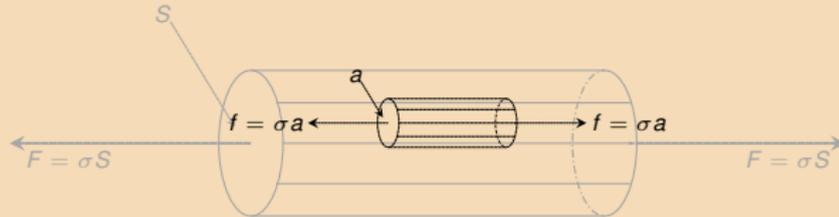
- La contrainte de traction σ ne s'applique pas que sur les faces extrêmes de l'échantillon. L'équilibre mécanique de chaque portion d'échantillon implique que la contrainte σ se répercute sur chaque surface interne de l'échantillon perpendiculaire à l'axe de traction. Ce fait est illustré à la Fig. ci-dessous.



- En cours d'une expérience de traction, l'échantillon est dans un **état de contrainte homogène** : une traction uniaxiale dont l'amplitude est égale à la contrainte réelle σ .

Etat de contrainte local

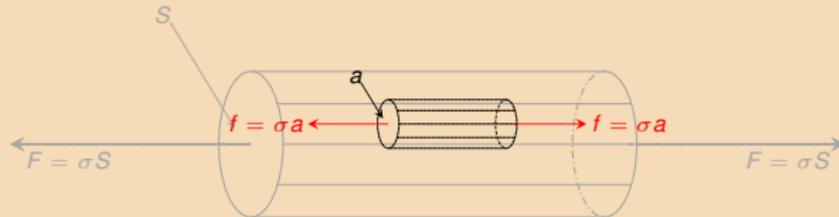
- La contrainte de traction σ ne s'applique pas que sur les faces extrêmes de l'échantillon. L'équilibre mécanique de chaque portion d'échantillon implique que la contrainte σ se répercute sur chaque surface interne de l'échantillon perpendiculaire à l'axe de traction. Ce fait est illustré à la Fig. ci-dessous.



- En cours d'une expérience de traction, l'échantillon est dans un **état de contrainte homogène** : une traction uniaxiale dont l'amplitude est égale à la contrainte réelle σ . On peut alors mesurer à l'aide d'une jauge de contrainte.

Etat de contrainte local

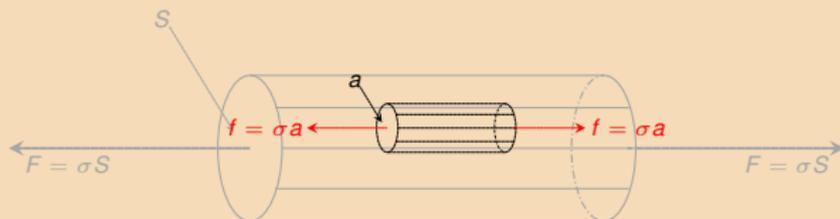
- La contrainte de traction σ ne s'applique pas que sur les faces extrêmes de l'échantillon. L'équilibre mécanique de chaque portion d'échantillon implique que la contrainte σ se répercute sur chaque surface interne de l'échantillon perpendiculaire à l'axe de traction. Ce fait est illustré à la Fig. ci-dessous.



- En cours d'une expérience de traction, l'échantillon est dans un **état de contrainte homogène** : une traction uniaxiale dont l'amplitude est égale à la **contrainte réelle σ** . On peut donc mesurer σ à l'aide d'une **jauge de contraintes**.

Etat de contrainte local

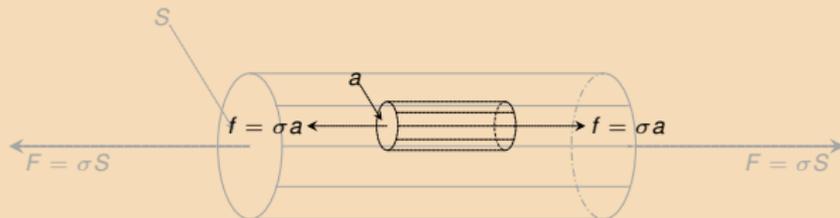
- La contrainte de traction σ ne s'applique pas que sur les faces extrêmes de l'échantillon. L'équilibre mécanique de chaque portion d'échantillon implique que la contrainte σ se répercute sur chaque surface interne de l'échantillon perpendiculaire à l'axe de traction. Ce fait est illustré à la Fig. ci-dessous.



- En cours d'une expérience de traction, l'échantillon est dans un **état de contrainte homogène** : une traction uniaxiale dont l'amplitude est égale à la **contrainte réelle** σ . On peut donc mesurer σ à l'aide d'une **jauge de contraintes**.

Etat de contrainte local

- La contrainte de traction σ ne s'applique pas que sur les faces extrêmes de l'échantillon. L'équilibre mécanique de chaque portion d'échantillon implique que la contrainte σ se répercute sur chaque surface interne de l'échantillon perpendiculaire à l'axe de traction. Ce fait est illustré à la Fig. ci-dessous.

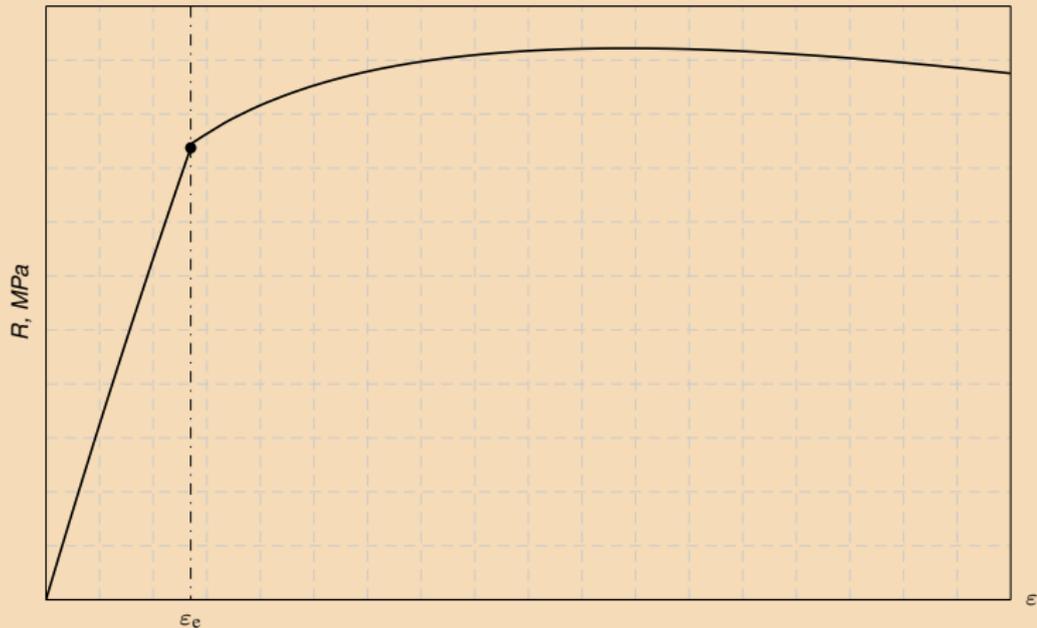


- En cours d'une expérience de traction, l'échantillon est dans un **état de contrainte homogène** : une traction uniaxiale dont l'amplitude est égale à la contrainte réelle σ . On peut donc mesurer σ à l'aide d'une **jauge de contraintes**.

◀ retour

Courbe de traction pour un matériau fragile

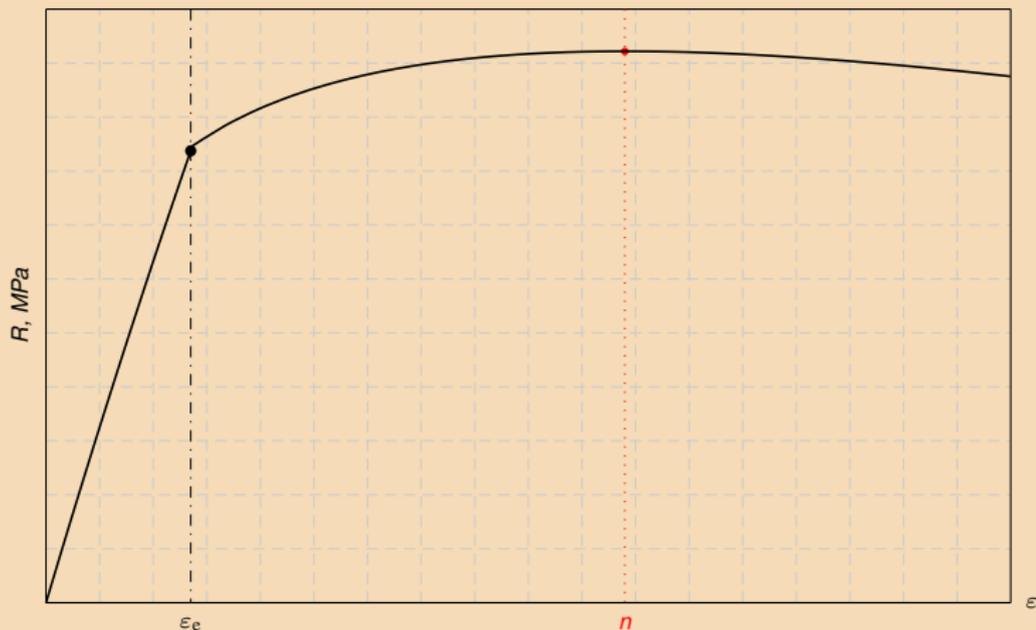
- Si $\epsilon_{ult} < n$,



Courbe de traction pour un matériau fragile

- Si $\varepsilon_{ult} < n$, la contrainte nominale maximale est réalisée à la rupture :

$$\varepsilon_m = \varepsilon_{ult} \quad \text{et} \quad R_m = R_{ult}.$$

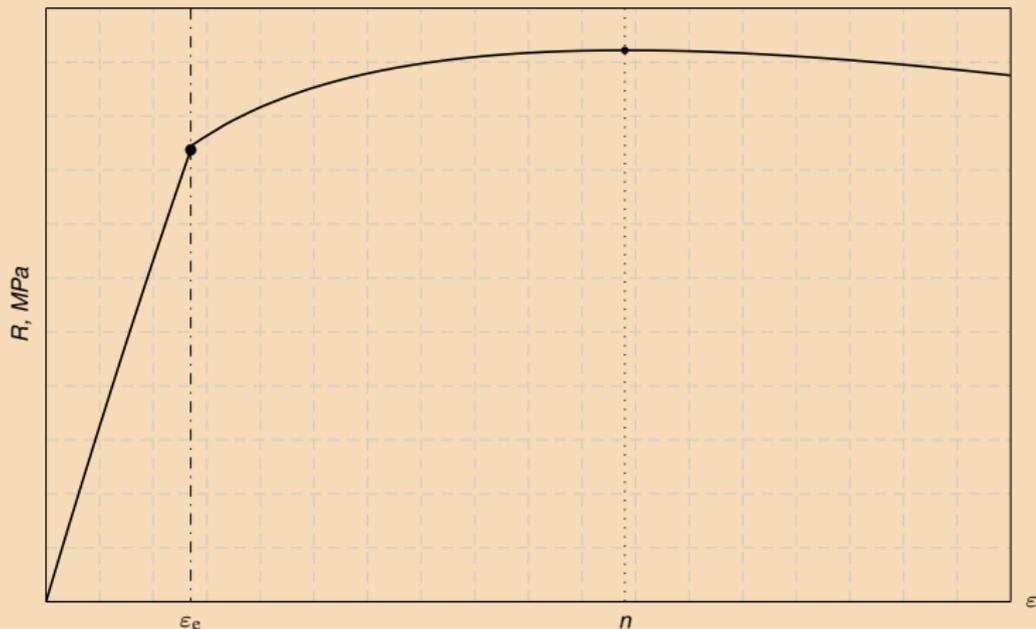


Observez que n est l'endroit où la contrainte nominale maximale se réalise

Courbe de traction pour un matériau fragile

- Si $\varepsilon_{ult} < n$, la contrainte nominale maximale est réalisée à la rupture :

$$\varepsilon_m = \varepsilon_{ult} \quad \text{et} \quad R_m = R_{ult}.$$



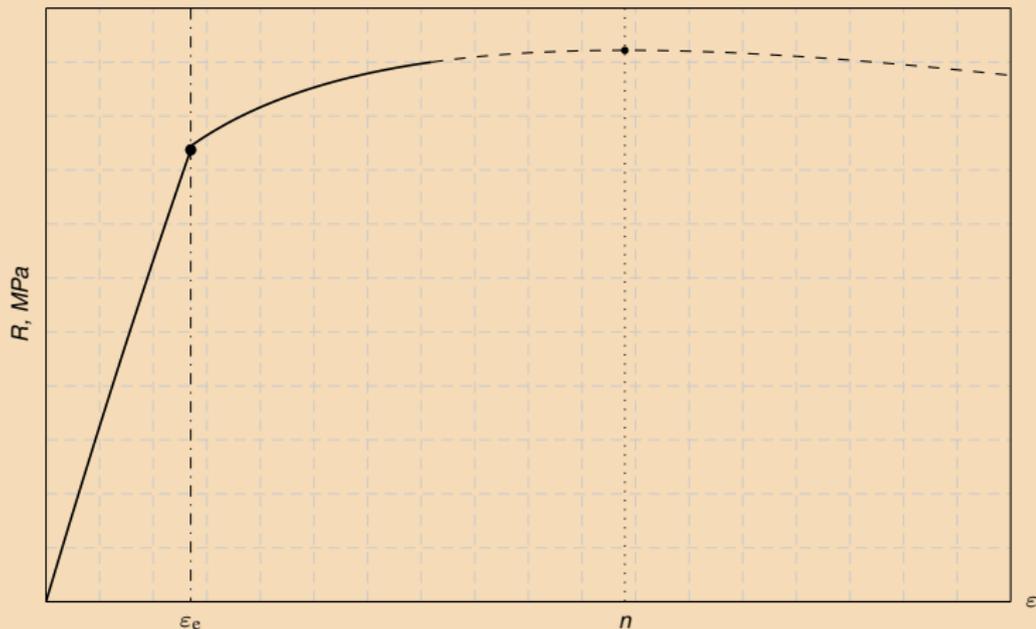
Mais comme le matériau est fragile, l'échantillon casse avant d'atteindre ce taux de déformation !



Courbe de traction pour un matériau fragile

- Si $\epsilon_{ult} < n$, la contrainte nominale maximale est réalisée à la rupture :

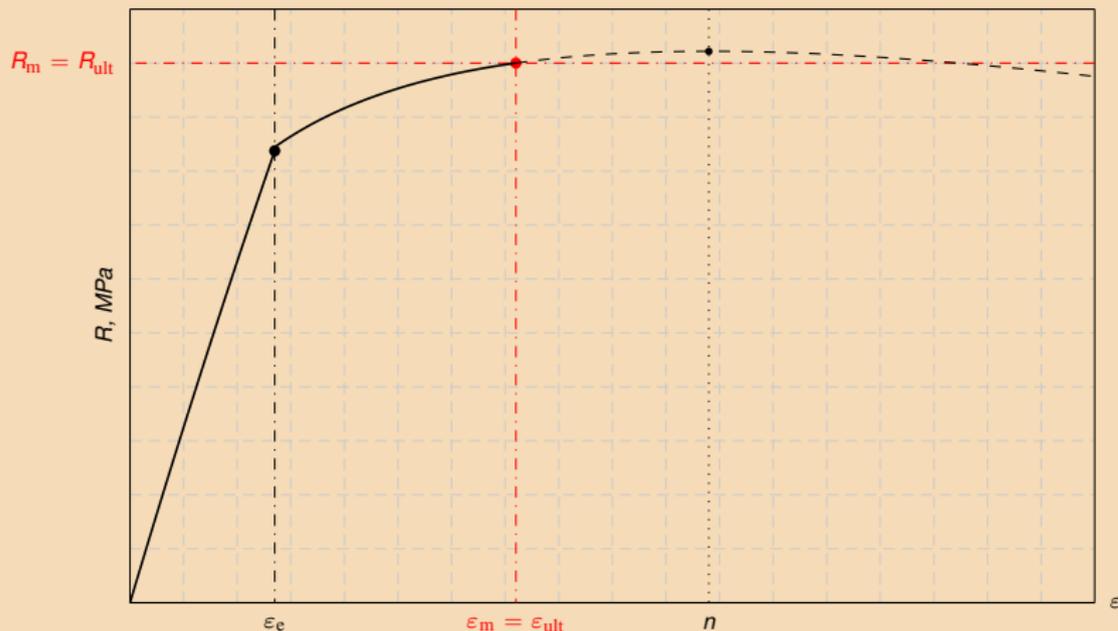
$$\epsilon_m = \epsilon_{ult} \quad \text{et} \quad R_m = R_{ult}.$$



Courbe de traction pour un matériau fragile

- Si $\epsilon_{ult} < n$, la contrainte nominale maximale est réalisée à la rupture :

$$\epsilon_m = \epsilon_{ult} \text{ et } R_m = R_{ult}.$$

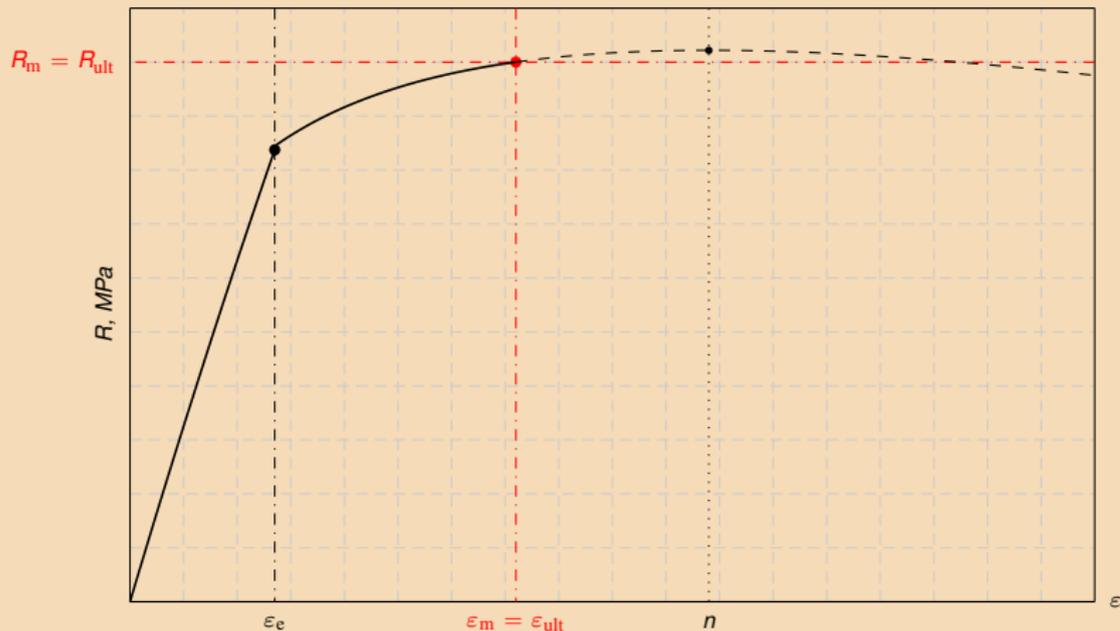


On observe que la contrainte réelle maximale est réalisée lorsque $\epsilon = \epsilon_{ult}$ et vaut R_{ult}

Courbe de traction pour un matériau fragile

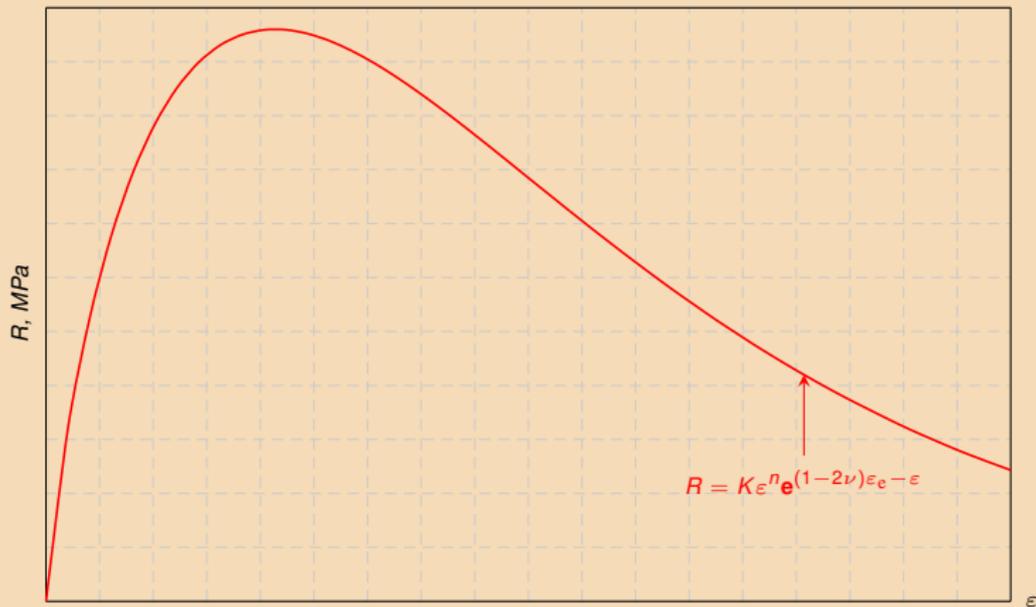
- Si $\varepsilon_{ult} < n$, la contrainte nominale maximale est réalisée à la *rupture* :

$$\varepsilon_m = \varepsilon_{ult} \text{ et } R_m = R_{ult}.$$



Courbe de traction pour un matériau dur

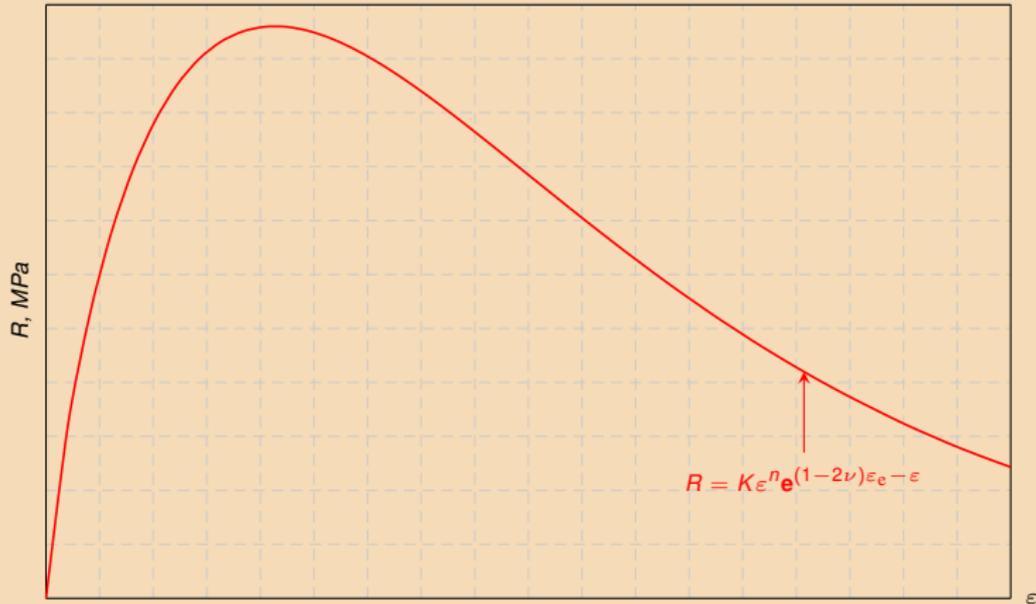
- Si $\epsilon_c > \frac{1}{2\nu}$,



Voici le graphe de la fonction $\epsilon \rightarrow R = K\epsilon^n e^{(1-2\nu)\epsilon_c - \epsilon}$, qui représente R en zone plastique

Courbe de traction pour un matériau dur

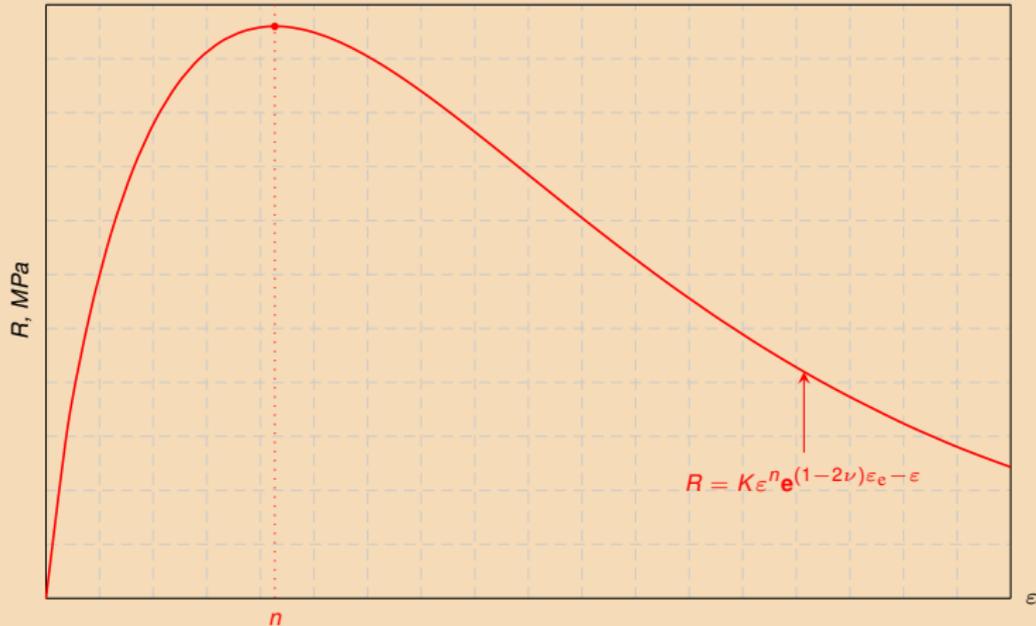
- Si $\epsilon_c > \frac{1}{2\nu}$,



Le nombre n est un abscisse particulier, lequel ?

Courbe de traction pour un matériau dur

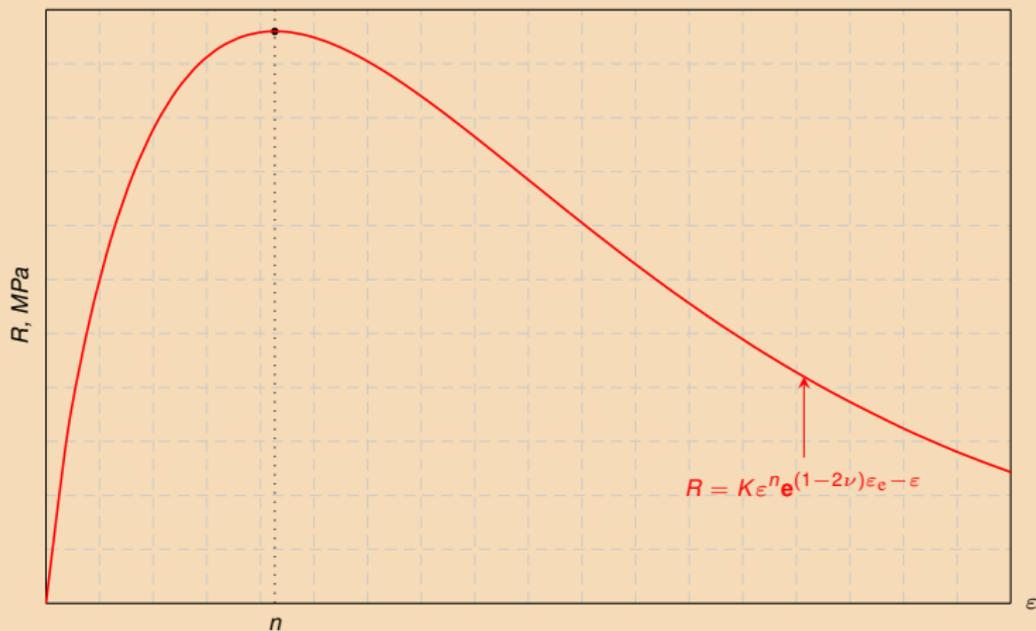
- Si $\varepsilon_c > \frac{1}{2\nu}$,



On sait que n est l'abscisse en lequel la fonction $\varepsilon \rightarrow R = K\varepsilon^n e^{(1-2\nu)\varepsilon_c - \varepsilon}$ réalise son maximum

Courbe de traction pour un matériau dur

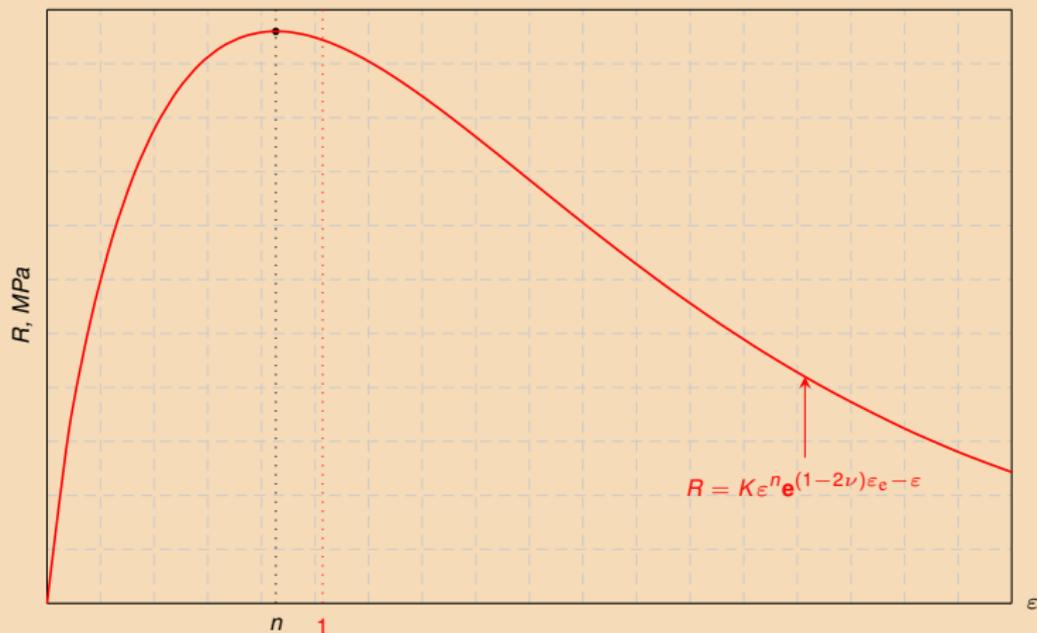
- Si $\epsilon_c > \frac{1}{2\nu}$,



Plaçons maintenant 1 sur l'axe horizontal

Courbe de traction pour un matériau dur

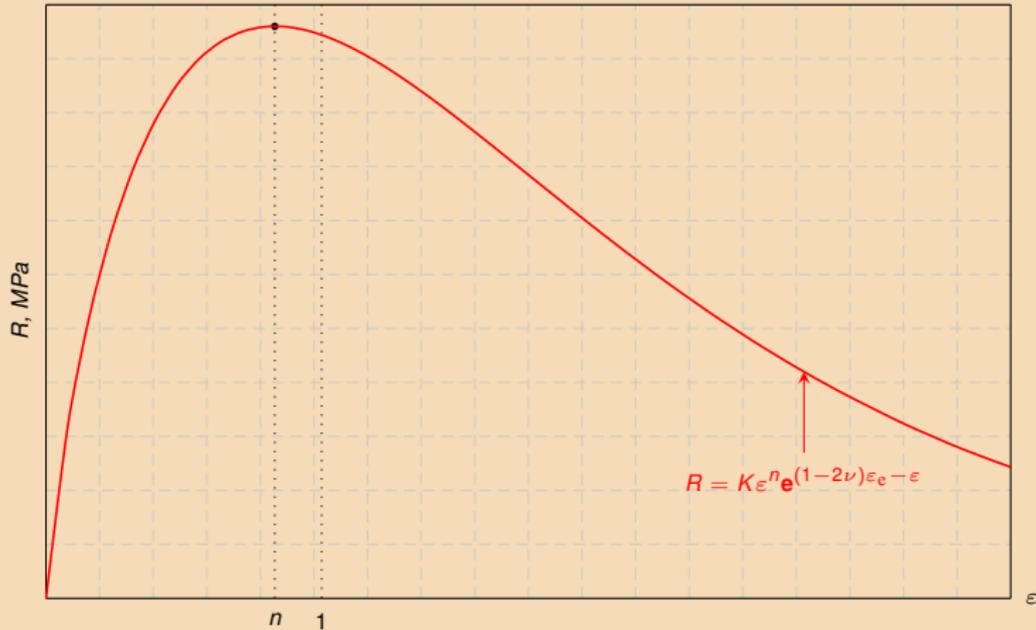
• Si $\epsilon_e > \frac{1}{2\nu}$,



Puisque $n < 1$, 1 se trouve à la droite de n

Courbe de traction pour un matériau dur

- Si $\epsilon_e > \frac{1}{2\nu}$,



Plaçons maintenant $\frac{1}{2\nu}$ sur l'axe horizontal

Courbe de traction pour un matériau dur

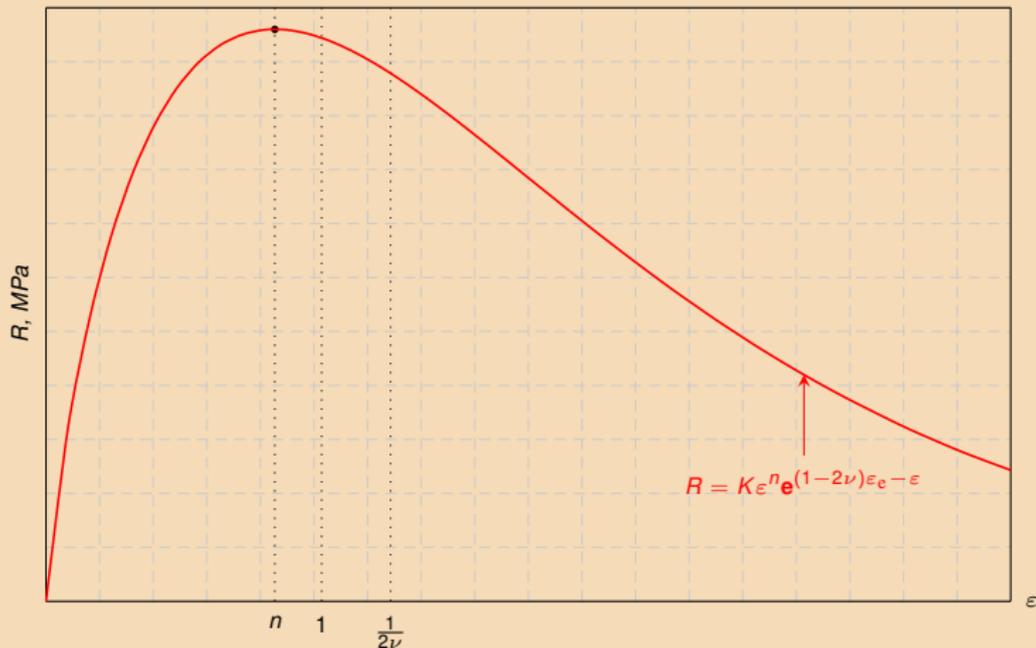
• Si $\epsilon_c > \frac{1}{2\nu}$,



Comme $\nu < \frac{1}{2}$, on a que $\frac{1}{2\nu} \geq 1$ se trouve à la droite de 1

Courbe de traction pour un matériau dur

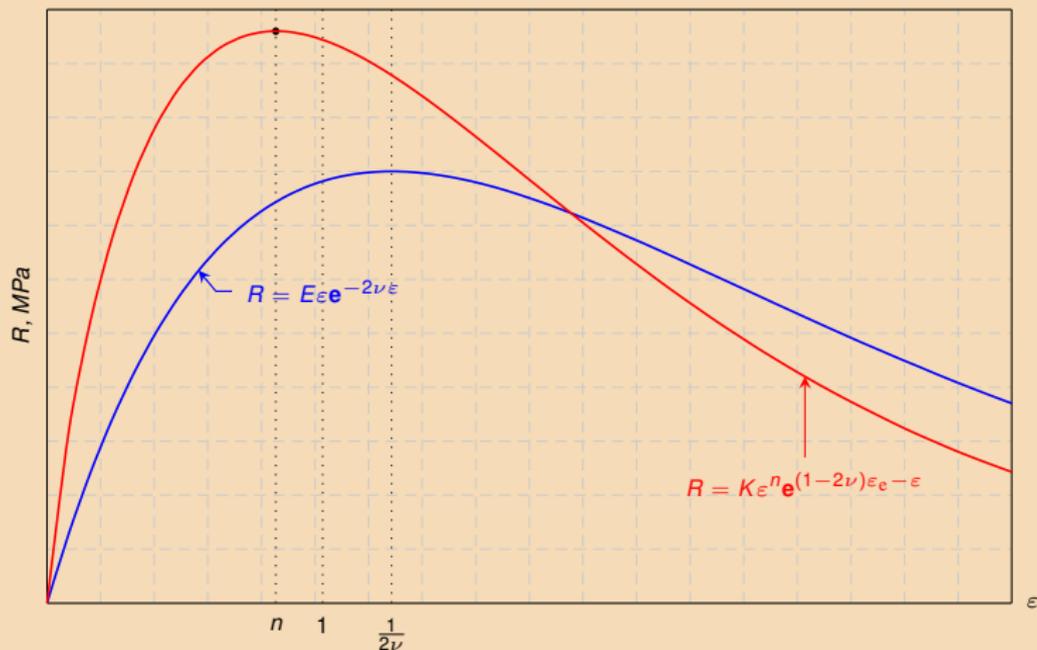
- Si $\epsilon_e > \frac{1}{2\nu}$,



Dessignons en bleu le graphe de la fonction $\epsilon \rightarrow R = E\epsilon e^{-2\nu\epsilon}$, qui représente R en zone élastique

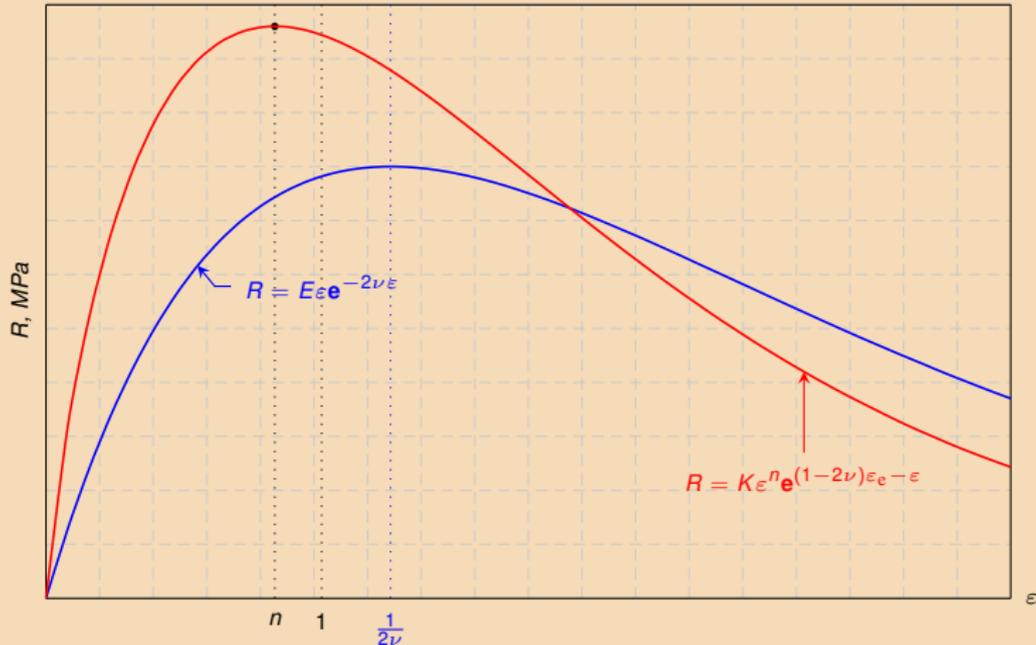
Courbe de traction pour un matériau dur

• Si $\epsilon_c > \frac{1}{2\nu}$,



Courbe de traction pour un matériau dur

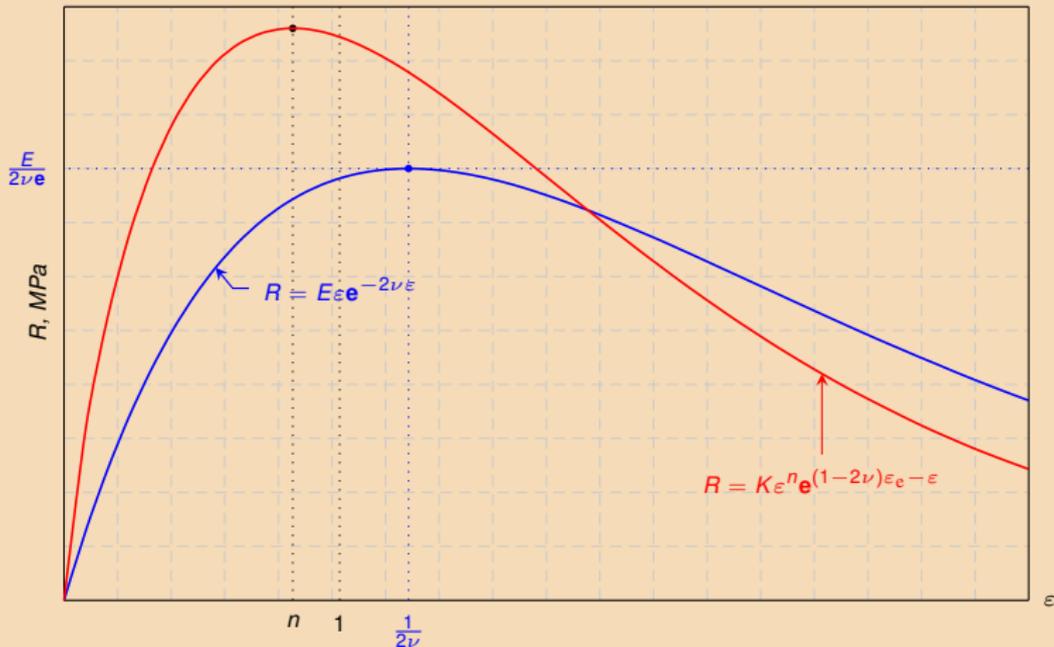
• Si $\varepsilon_c > \frac{1}{2\nu}$,



Où la fonction $\varepsilon \rightarrow R = E\varepsilon^n e^{-2\nu\varepsilon}$ atteint-elle son maximum ?

Courbe de traction pour un matériau dur

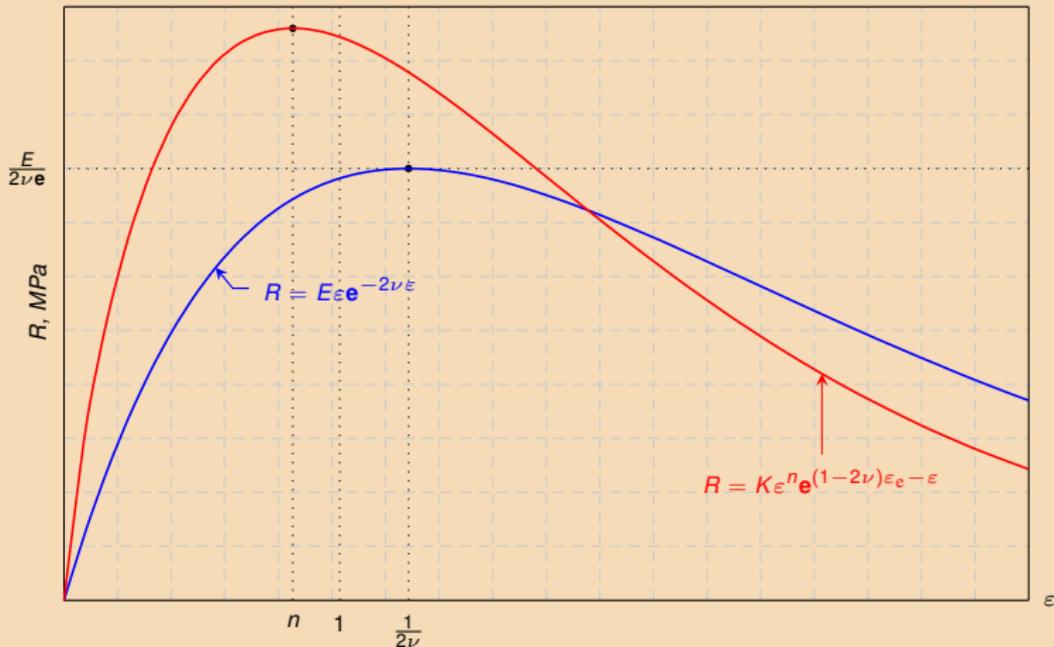
• Si $\epsilon_c > \frac{1}{2\nu}$,



On peut vérifier que le maximum de cette fonction est atteint en $\epsilon = \frac{1}{2\nu}$ et vaut $R = \frac{E}{2\nu e}$!

Courbe de traction pour un matériau dur

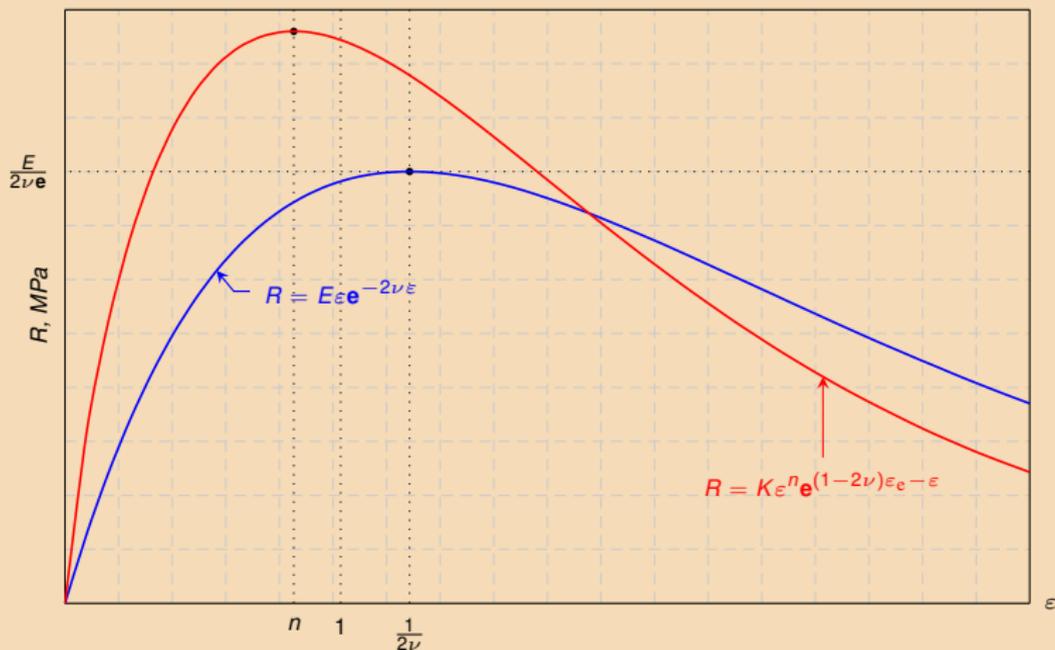
• Si $\varepsilon_c > \frac{1}{2\nu}$,



$\operatorname{argmax} E\varepsilon e^{-2\nu\varepsilon} = \frac{1}{2\nu}$ et $\max E\varepsilon e^{-2\nu\varepsilon} = \frac{E}{2\nu e}$ aux Tableaux

Courbe de traction pour un matériau dur

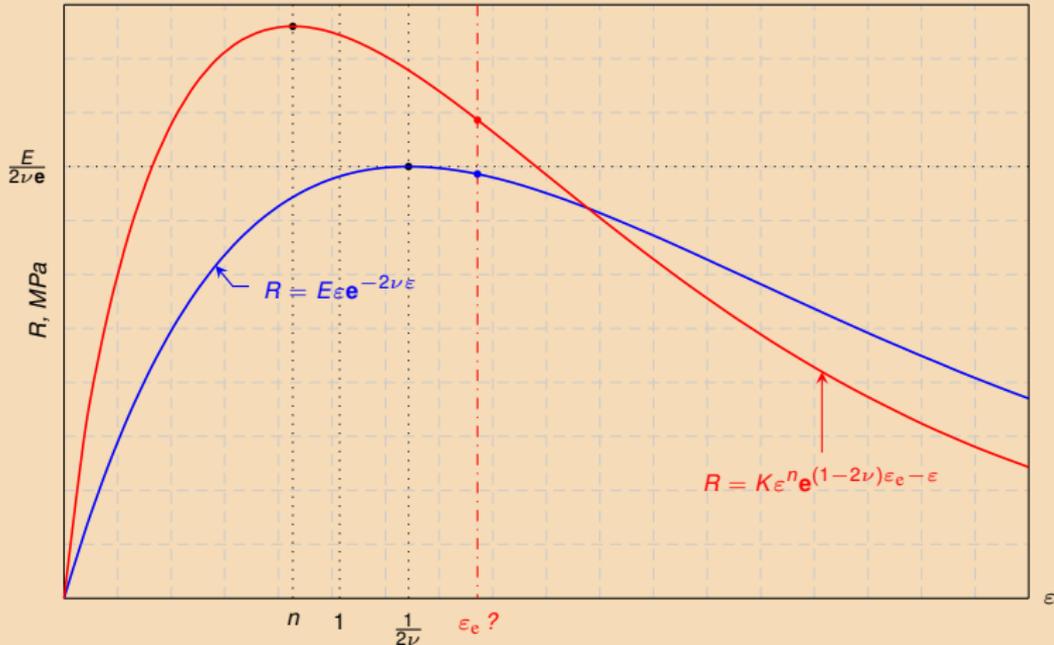
• Si $\varepsilon_c > \frac{1}{2\nu}$,



Plaçons maintenant l'abscisse ε_c sur l'axe horizontal,

Courbe de traction pour un matériau dur

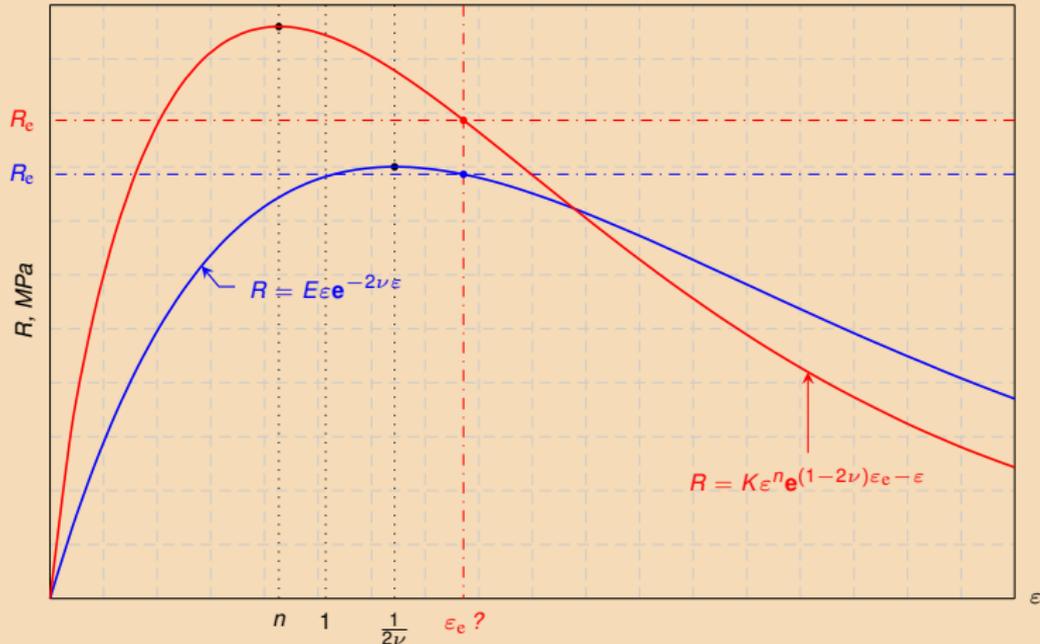
• Si $\varepsilon_e > \frac{1}{2\nu}$,



Plaçons maintenant l'abscisse ε_e sur l'axe horizontal, peut-il être là ?

Courbe de traction pour un matériau dur

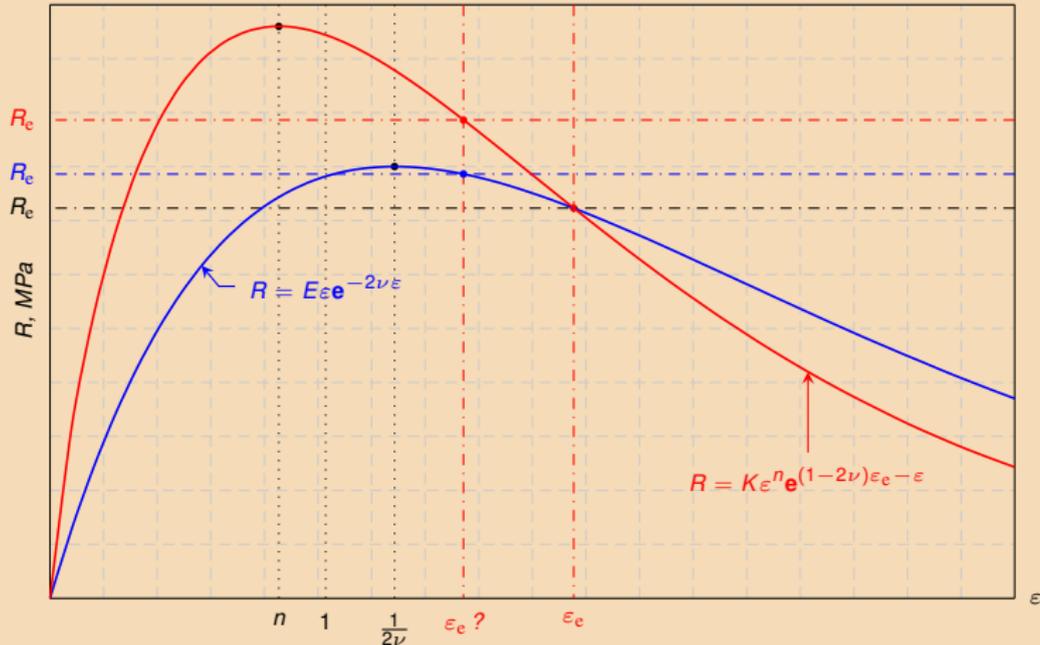
• Si $\epsilon_e > \frac{1}{2\nu}$,



Non, car en $\epsilon = \epsilon_e$ les deux lois (élastique et plastique) sont valables et doivent donner la même contrainte nominale : R_e

Courbe de traction pour un matériau dur

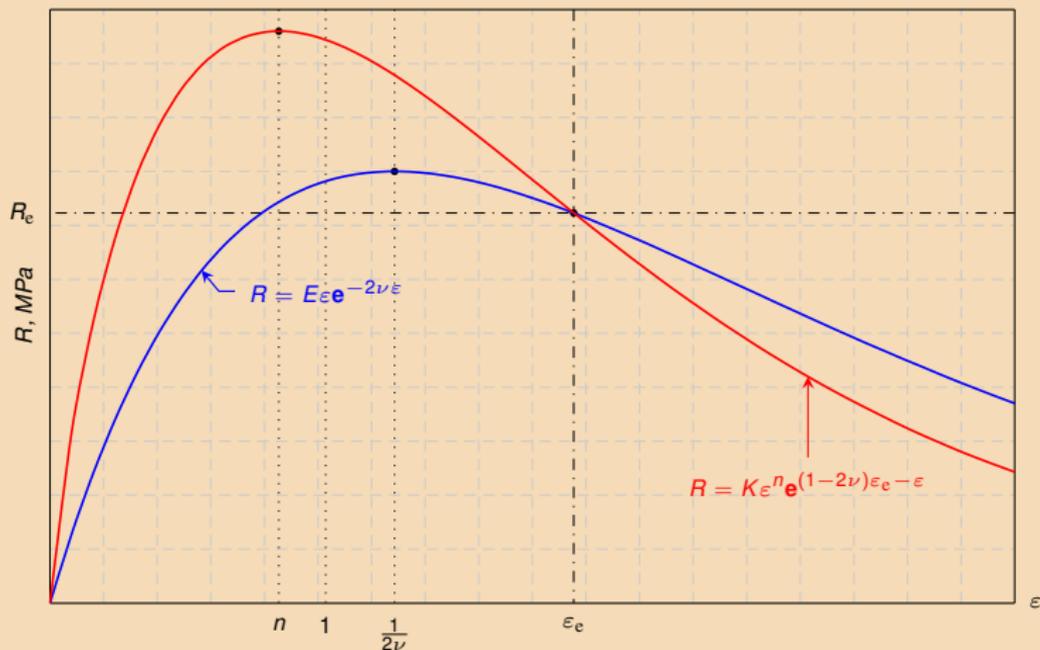
- Si $\epsilon_e > \frac{1}{2\nu}$,



Il doit donc se trouver à l'aplomb de l'intersection des courbes rouge et bleues

Courbe de traction pour un matériau dur

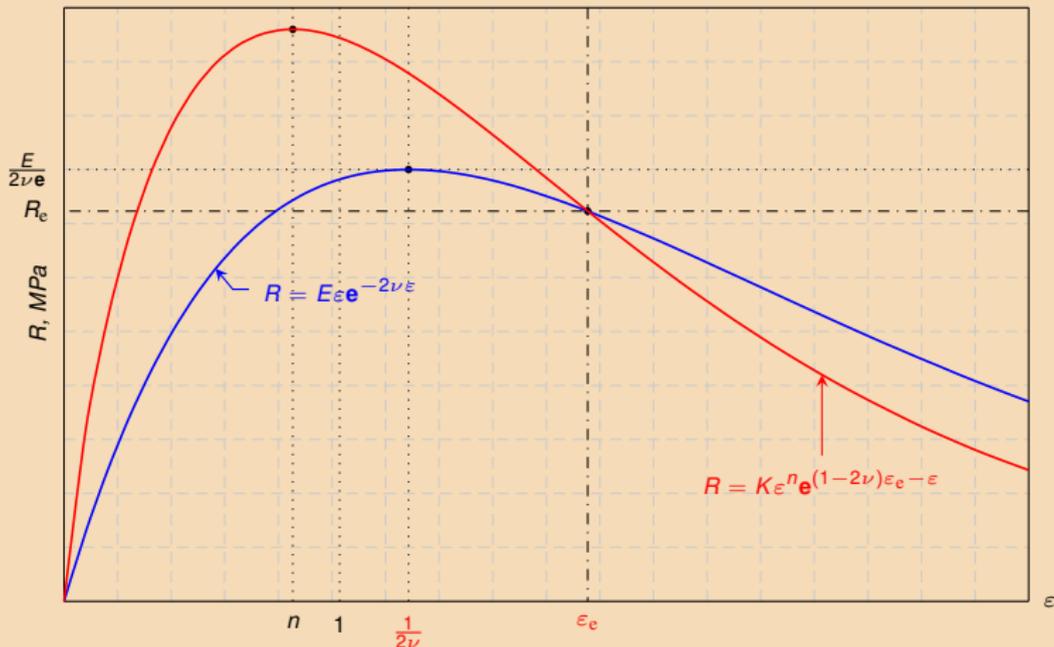
- Si $\epsilon_c > \frac{1}{2\nu}$,



Courbe de traction pour un matériau très dur

- Si $\epsilon_e > \frac{1}{2\nu}$, la résistance est atteinte à l'intérieur de la zone élastique :

$$\epsilon_m = \frac{1}{2\nu} \quad \text{et} \quad R_m = \frac{E}{2\nu e}$$

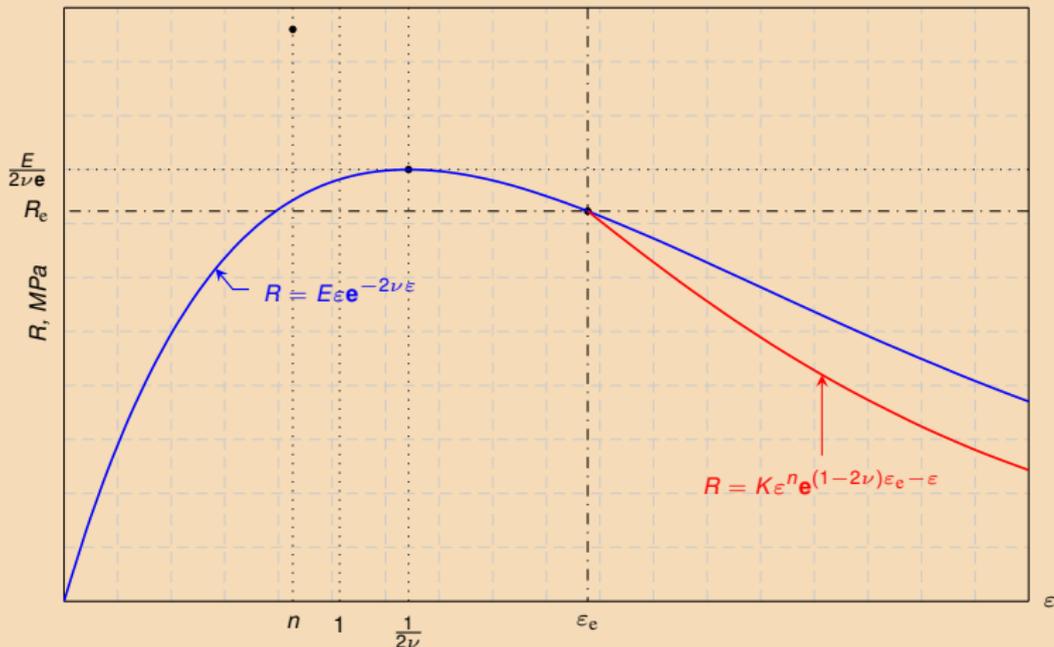


Dans cette situation on fait l'observation que ϵ_e est **vraiment** très grand ($> \frac{1}{2\nu}$)

Courbe de traction pour un matériau très dur

- Si $\epsilon_e > \frac{1}{2\nu}$, la résistance est atteinte à l'intérieur de la zone élastique :

$$\epsilon_m = \frac{1}{2\nu} \quad \text{et} \quad R_m = \frac{E}{2\nu e}$$

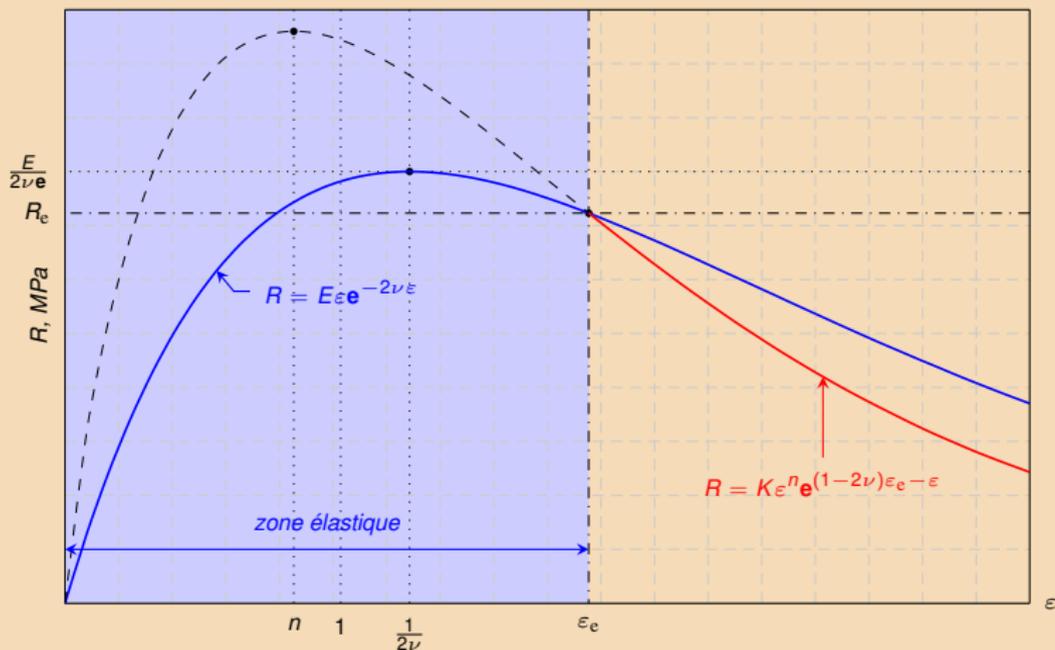


On dit qu'on a à faire à un matériau très très dur

Courbe de traction pour un matériau très dur

- Si $\epsilon_e > \frac{1}{2\nu}$, la résistance est atteinte à l'intérieur de la zone élastique :

$$\epsilon_m = \frac{1}{2\nu} \quad \text{et} \quad R_m = \frac{E}{2\nu e}$$

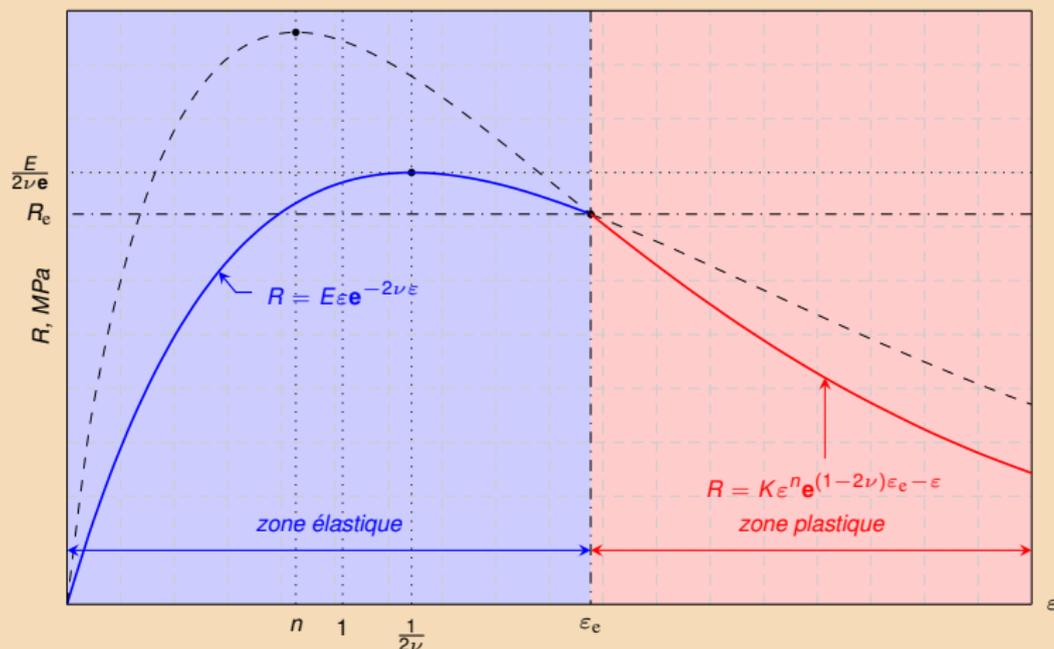


En deçà de ϵ_e on est en élasticité et R est donné par la fonction bleue

Courbe de traction pour un matériau très dur

- Si $\epsilon_e > \frac{1}{2\nu}$, la résistance est atteinte à l'intérieur de la zone élastique :

$$\epsilon_m = \frac{1}{2\nu} \quad \text{et} \quad R_m = \frac{E}{2\nu e}$$

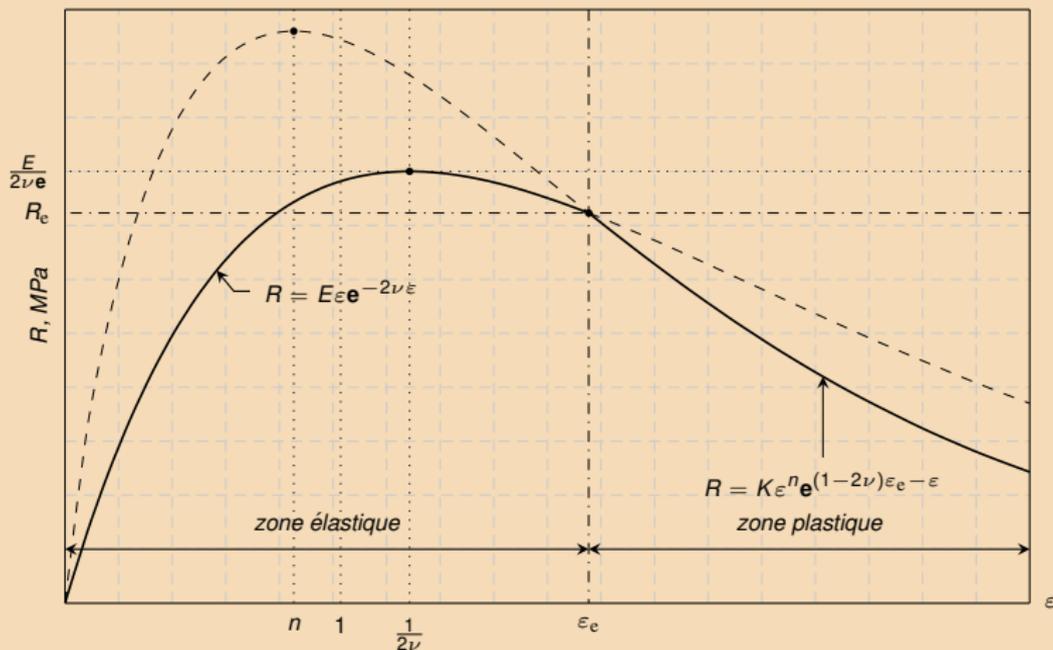


Au delà de ϵ_e on est en plasticité et R est donné par la fonction rouge

Courbe de traction pour un matériau très dur

- Si $\epsilon_e > \frac{1}{2\nu}$, la résistance est atteinte à l'intérieur de la zone élastique :

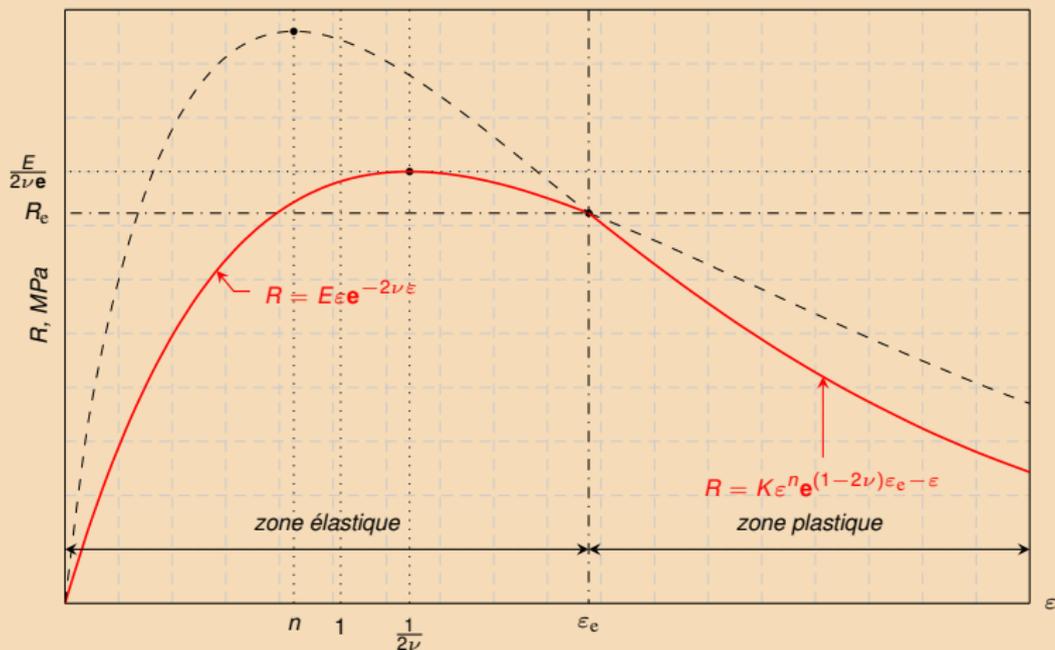
$$\epsilon_m = \frac{1}{2\nu} \quad \text{et} \quad R_m = \frac{E}{2\nu e}$$



Courbe de traction pour un matériau très dur

- Si $\epsilon_e > \frac{1}{2\nu}$, la résistance est atteinte à l'intérieur de la zone élastique :

$$\epsilon_m = \frac{1}{2\nu} \quad \text{et} \quad R_m = \frac{E}{2\nu e}$$

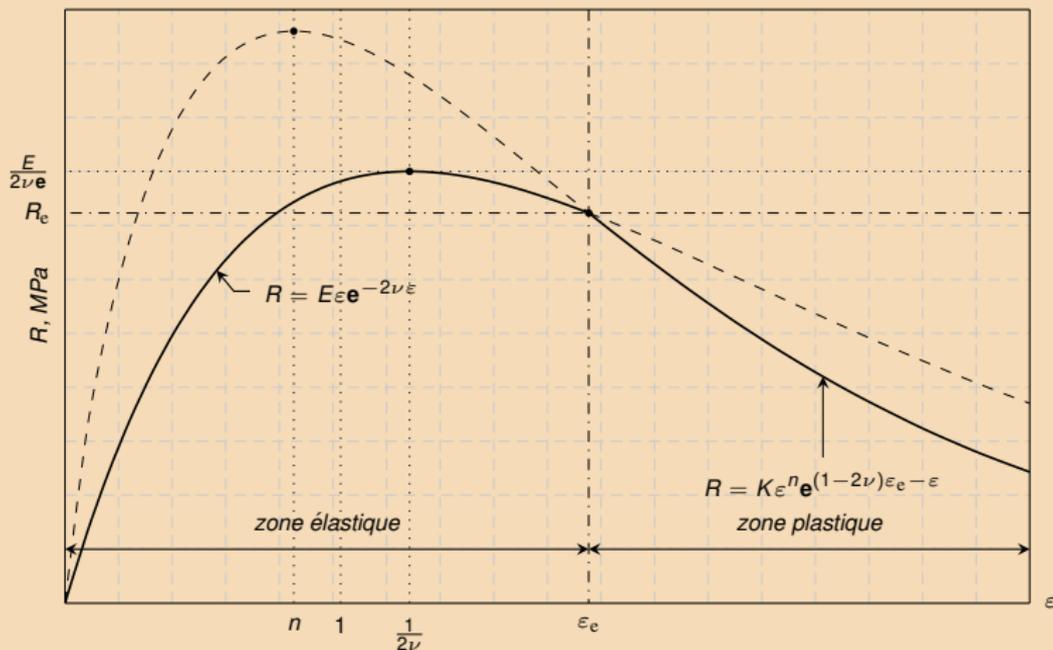


La courbe de traction de notre matériau est donc la courbe présentée ici en rouge !

Courbe de traction pour un matériau très dur

- Si $\epsilon_e > \frac{1}{2\nu}$, la résistance est atteinte à l'intérieur de la zone élastique :

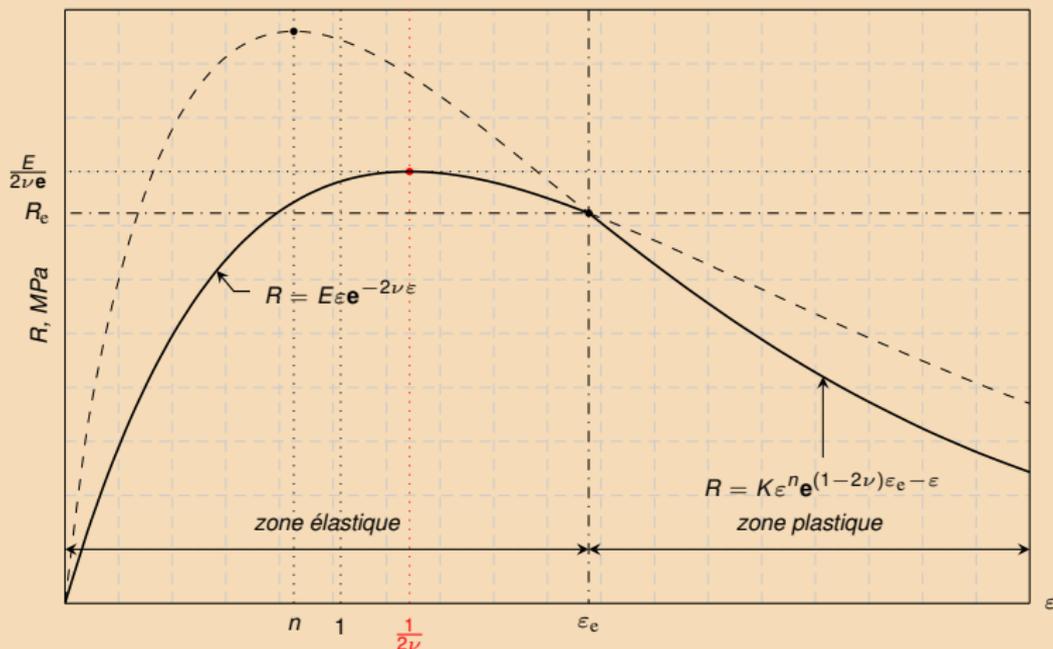
$$\epsilon_m = \frac{1}{2\nu} \quad \text{et} \quad R_m = \frac{E}{2\nu e}$$



Courbe de traction pour un matériau très dur

- Si $\epsilon_e > \frac{1}{2\nu}$, la résistance est atteinte à l'intérieur de la zone élastique :

$$\epsilon_m = \frac{1}{2\nu} \quad \text{et} \quad R_m = \frac{E}{2\nu e}.$$

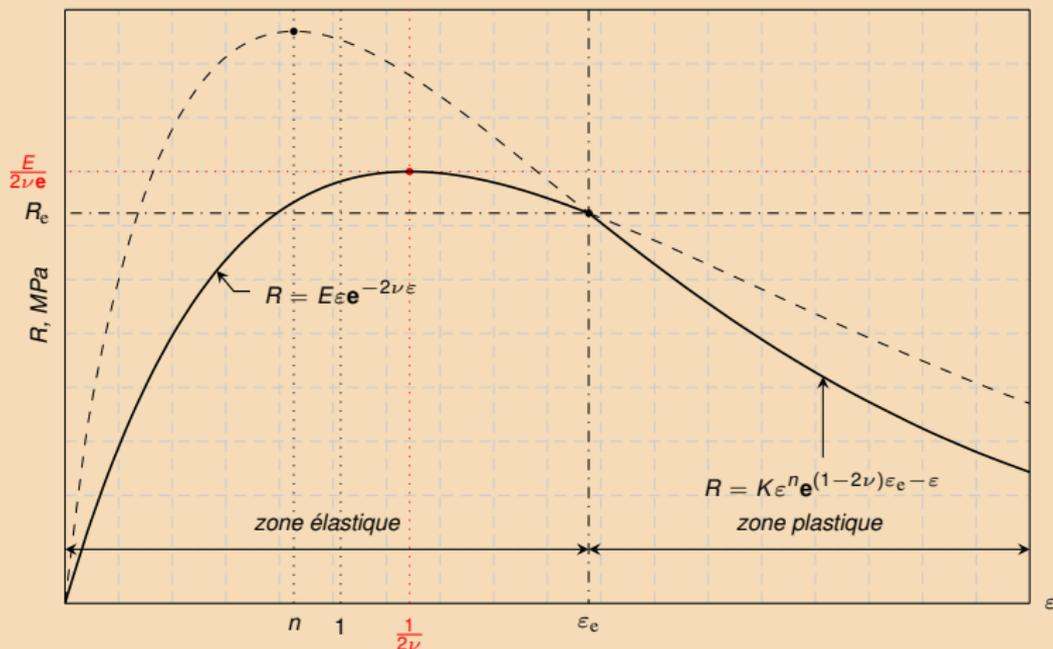


Son maximum se localise au dessus de $\frac{1}{2\nu}$ et correspond à la valeur que

Courbe de traction pour un matériau très dur

- Si $\epsilon_e > \frac{1}{2\nu}$, la résistance est atteinte à l'intérieur de la zone élastique :

$$\epsilon_m = \frac{1}{2\nu} \quad \text{et} \quad R_m = \frac{E}{2\nu e}.$$

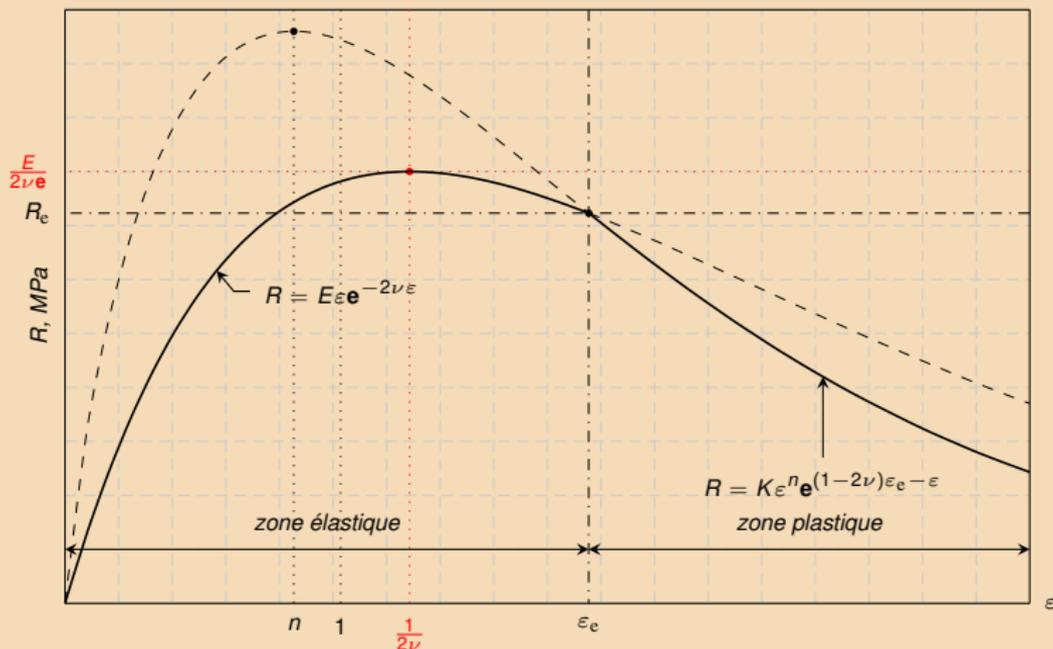


Son maximum se localise au dessus de $\frac{1}{2\nu}$ et correspond à la valeur que $\frac{E}{2\nu e}$!

Courbe de traction pour un matériau très dur

- Si $\epsilon_e > \frac{1}{2\nu}$, la résistance est atteinte à l'intérieur de la zone élastique :

$$\epsilon_m = \frac{1}{2\nu} \quad \text{et} \quad R_m = \frac{E}{2\nu e}.$$

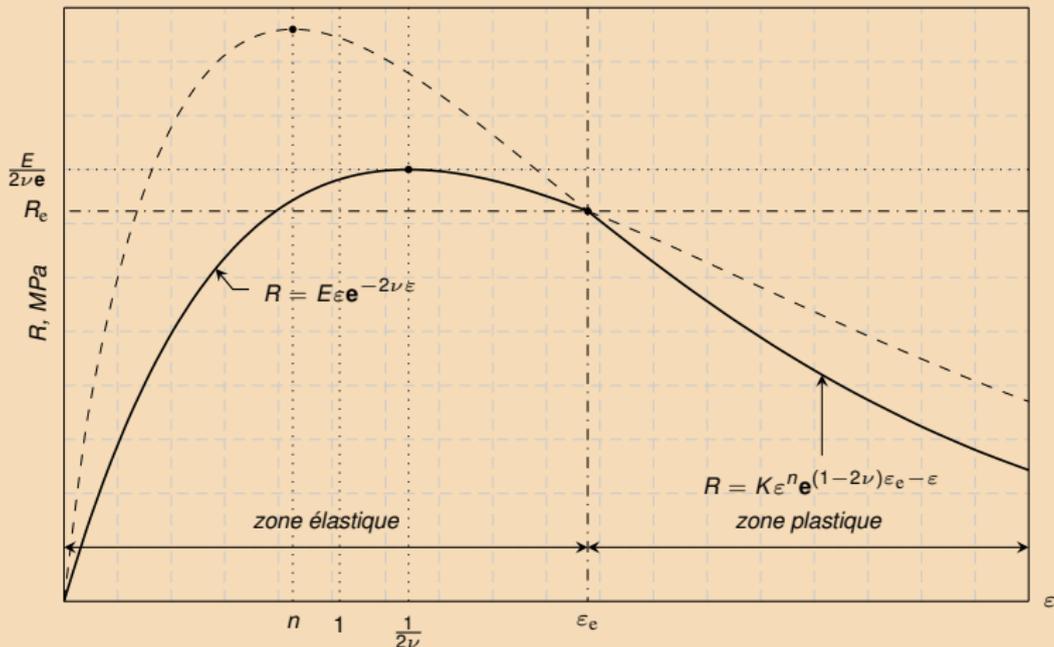


En conclusion

Courbe de traction pour un matériau très dur

- Si $\epsilon_e > \frac{1}{2\nu}$, la résistance est atteinte à l'intérieur de la zone élastique :

$$\epsilon_m = \frac{1}{2\nu} \quad \text{et} \quad R_m = \frac{E}{2\nu e}.$$



La situation va changer si ϵ_e passe en dessous de $\frac{1}{2\nu}$ mais reste $> n$.

Courbe de traction pour un matériau dur

- Lorsque $\varepsilon_e \leq 1/2\nu$ mais $\varepsilon_e > n$, la résistance est atteinte en limite élastique :

$$\varepsilon_m = \varepsilon_e \quad \text{et} \quad R_m = R_e.$$

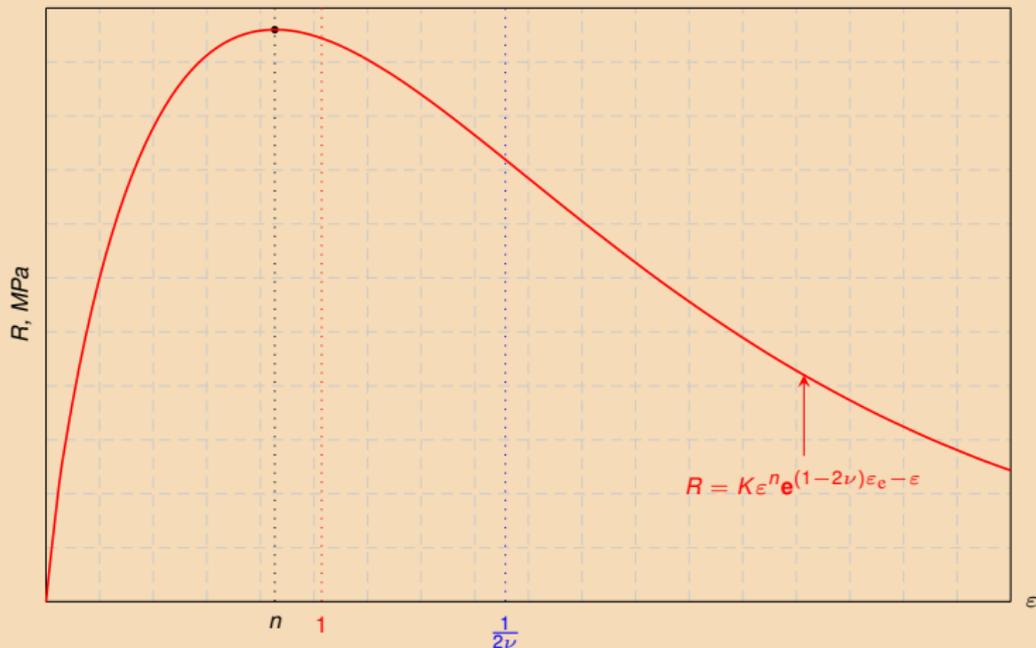


Revoici le graphe de la fonction $\varepsilon \rightarrow R = K\varepsilon^n e^{(1-2\nu)\varepsilon_e - \varepsilon}$, qui représente R en zone plastique avec n en abscisse

Courbe de traction pour un matériau dur

- Lorsque $\varepsilon_e \leq 1/2\nu$ mais $\varepsilon_e > n$, la résistance est atteinte en limite élastique :

$$\varepsilon_m = \varepsilon_e \text{ et } R_m = R_e.$$

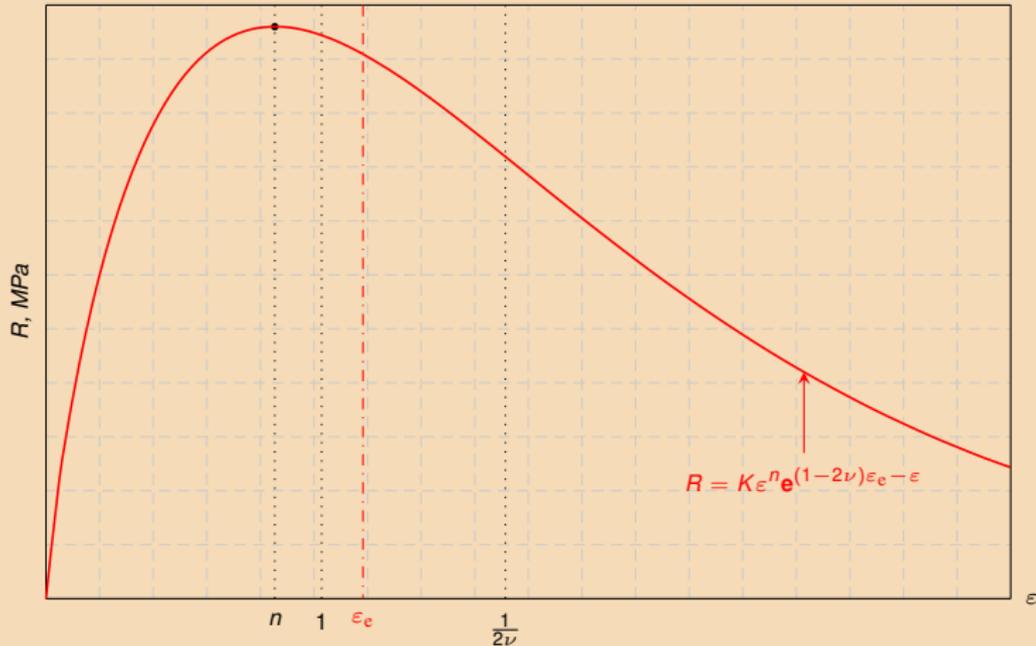


Comme tout à l'heure plaçons 1 et $\frac{1}{2\nu}$ en tenant compte que $\frac{1}{2\nu} > 1 > n$

Courbe de traction pour un matériau dur

- Lorsque $\varepsilon_e \leq 1/2\nu$ mais $\varepsilon_e > n$, la résistance est atteinte en limite élastique :

$$\varepsilon_m = \varepsilon_e \text{ et } R_m = R_e.$$

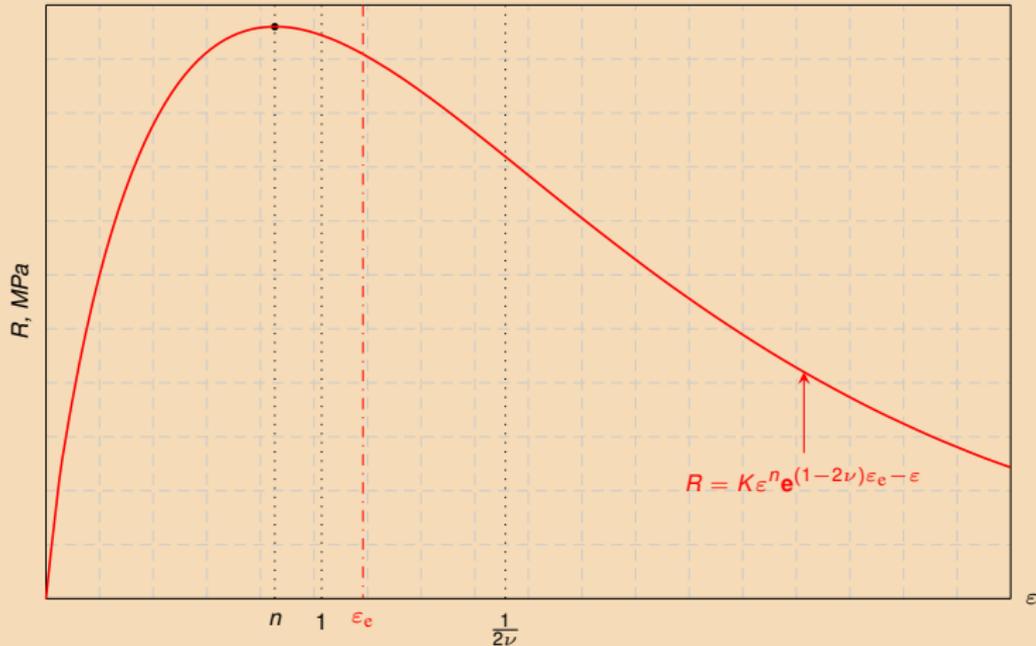


Plaçons ensuite ε_e de façon à ce qu'il soit $> n$ mais cette fois $< \frac{1}{2\nu}$

Courbe de traction pour un matériau dur

- Lorsque $\varepsilon_e \leq 1/2\nu$ mais $\varepsilon_e > n$, la résistance est atteinte en limite élastique :

$$\varepsilon_m = \varepsilon_e \text{ et } R_m = R_e.$$

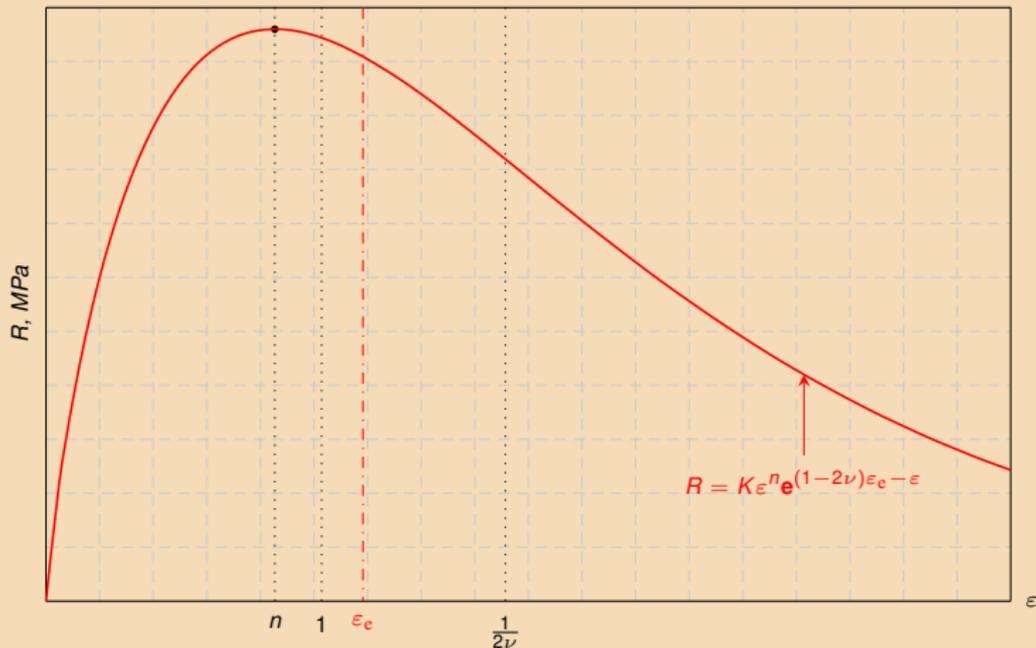


Puis plaçons en bleu le graphe de la fonction $\varepsilon \rightarrow R = E\varepsilon e^{-2\nu\varepsilon}$, qui représente R en zone élastique

Courbe de traction pour un matériau dur

- Lorsque $\epsilon_e \leq 1/2\nu$ mais $\epsilon_e > n$, la résistance est atteinte en limite élastique :

$$\epsilon_m = \epsilon_e \text{ et } R_m = R_e.$$

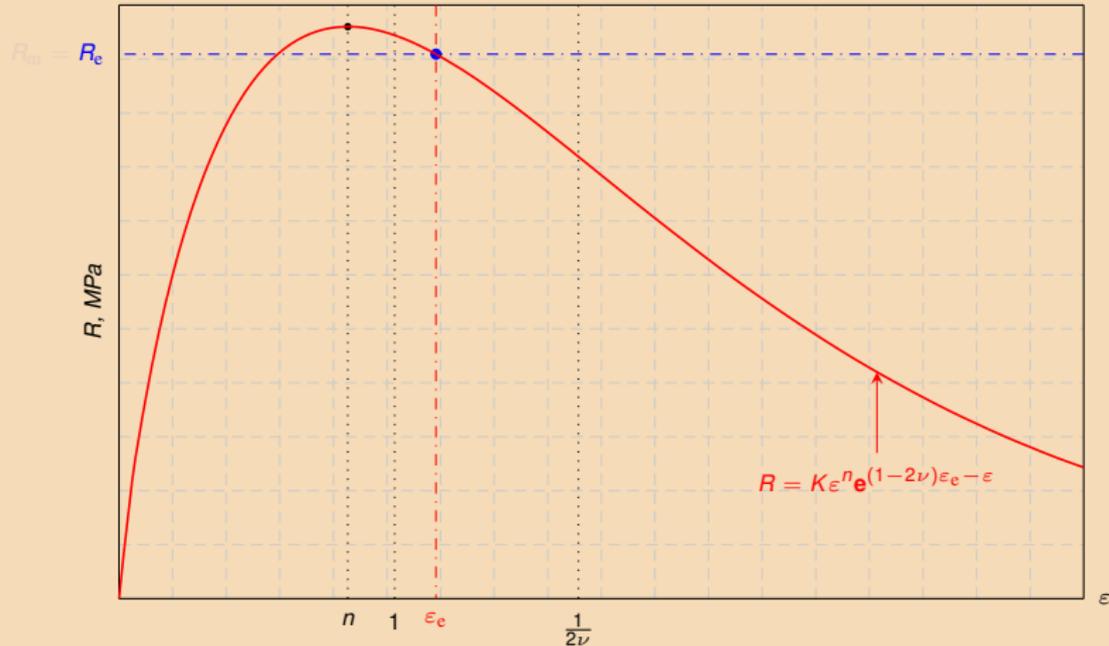


Mais où le graphe de $\epsilon \rightarrow R = E\epsilon e^{-2\nu\epsilon}$ croise-t-il celui de $\epsilon \rightarrow R = K\epsilon^n e^{(1-2\nu)\epsilon_e - \epsilon}$ (courbe rouge) ?

Courbe de traction pour un matériau dur

- Lorsque $\epsilon_e \leq 1/2\nu$ mais $\epsilon_e > n$, la résistance est atteinte en limite élastique :

$$\epsilon_m = \epsilon_e \text{ et } R_m = R_e.$$

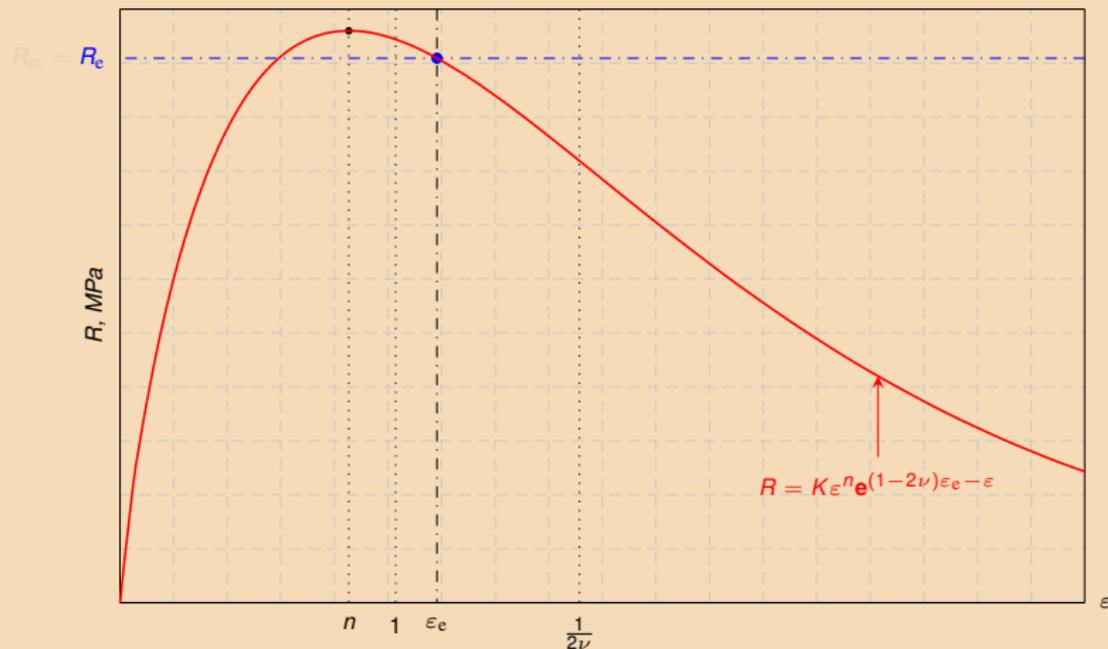


Ces graphes se croisent $\epsilon = \epsilon_e$ où ils prédisent que $R = R_e$

Courbe de traction pour un matériau dur

- Lorsque $\varepsilon_e \leq 1/2\nu$ mais $\varepsilon_e > n$, la résistance est atteinte en limite élastique :

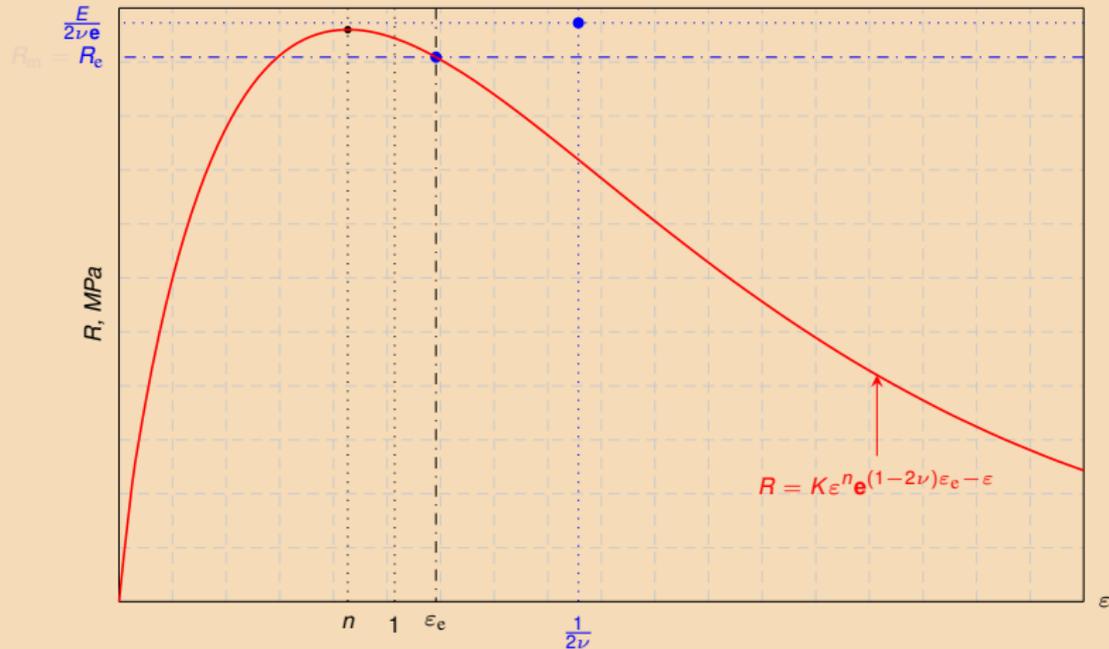
$$\varepsilon_m = \varepsilon_e \quad \text{et} \quad R_m = R_e.$$



Courbe de traction pour un matériau dur

- Lorsque $\varepsilon_e \leq 1/2\nu$ mais $\varepsilon_e > n$, la résistance est atteinte en limite élastique :

$$\varepsilon_m = \varepsilon_e \quad \text{et} \quad R_m = R_e$$

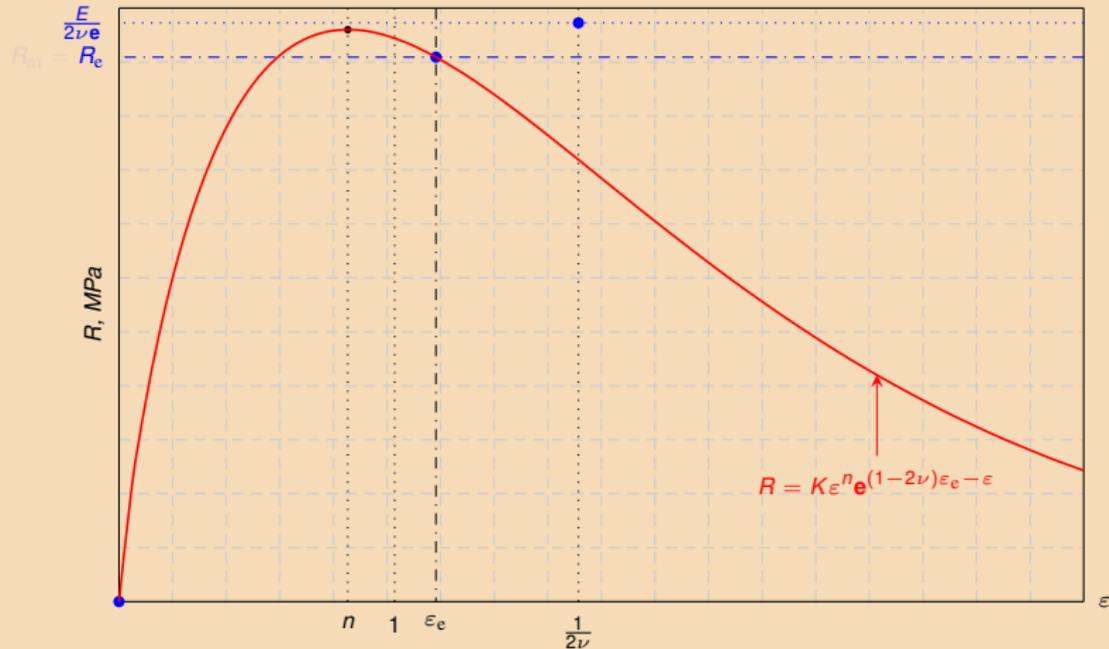


On l'a calculé tout l'heure, c'est en $\varepsilon = \frac{1}{2\nu}$ et le maximum vaut $\frac{E}{2\nu e}$

Courbe de traction pour un matériau dur

- Lorsque $\varepsilon_e \leq 1/2\nu$ mais $\varepsilon_e > n$, la résistance est atteinte en limite élastique :

$$\varepsilon_m = \varepsilon_e \text{ et } R_m = R_e.$$

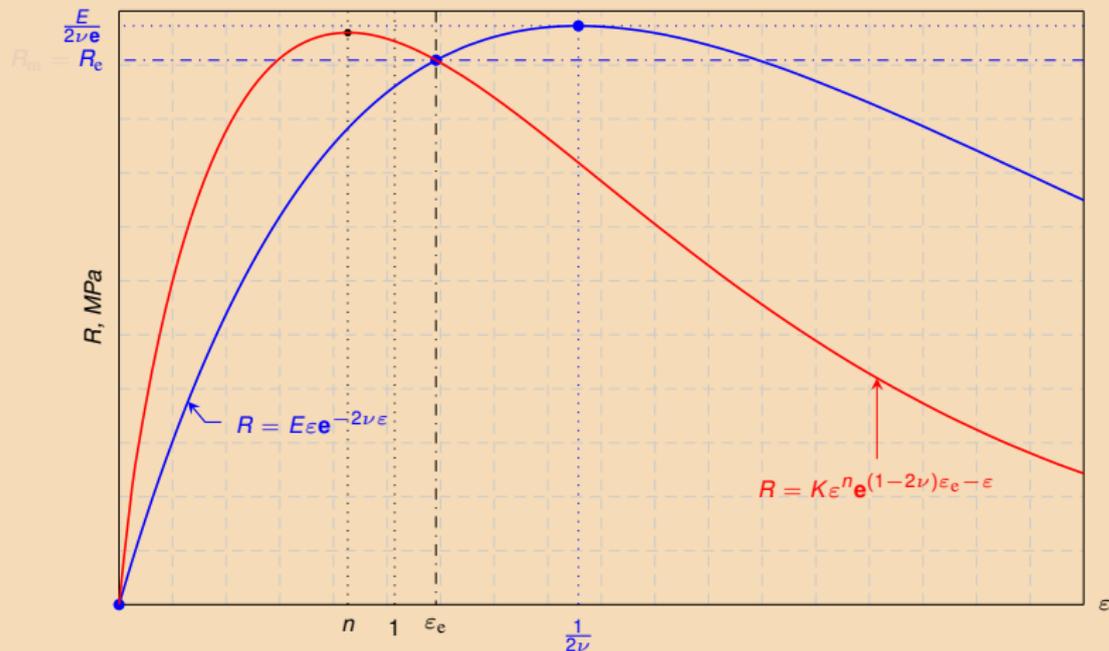


Le graphe de $\varepsilon \rightarrow R = E\varepsilon e^{-2\nu\varepsilon}$ part aussi de l'origine et on peut le dessiner en respectant toutes ces contraintes.

Courbe de traction pour un matériau dur

- Lorsque $\varepsilon_e \leq 1/2\nu$ mais $\varepsilon_e > n$, la résistance est atteinte en limite élastique :

$$\varepsilon_m = \varepsilon_e \text{ et } R_m = R_e.$$

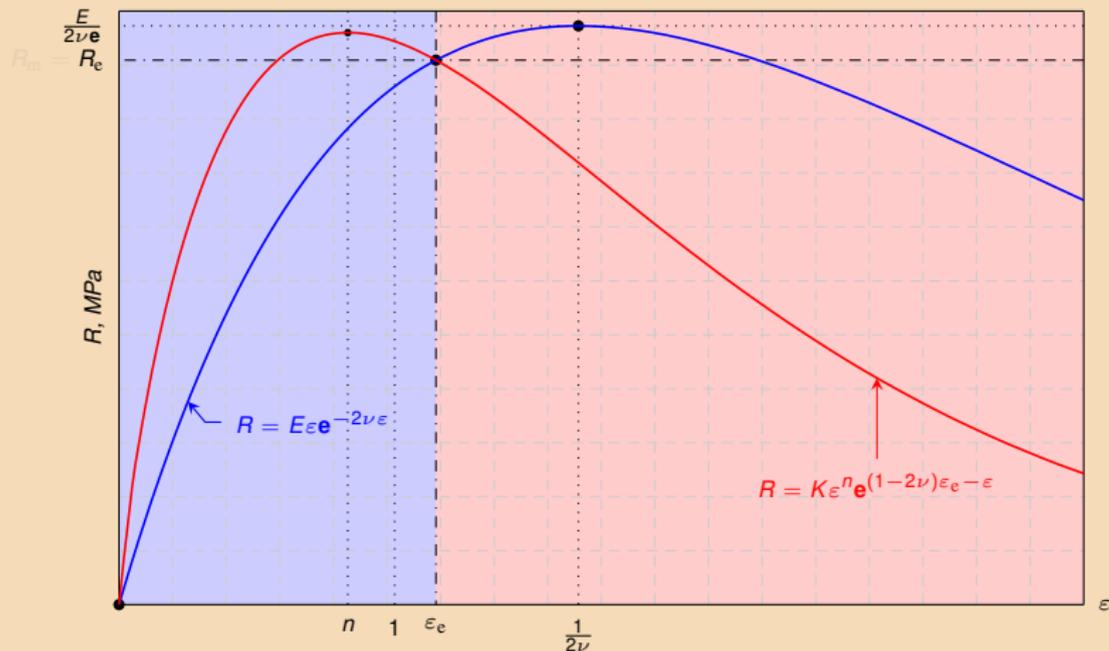


Le graphe de $\varepsilon \rightarrow R = E\varepsilon e^{-2\nu \varepsilon}$ part aussi de l'origine et on peut le dessiner en respectant toutes ces contraintes

Courbe de traction pour un matériau dur

- Lorsque $\varepsilon_e \leq 1/2\nu$ mais $\varepsilon_e > n$, la résistance est atteinte en limite élastique :

$$\varepsilon_m = \varepsilon_e \text{ et } R_m = R_e.$$

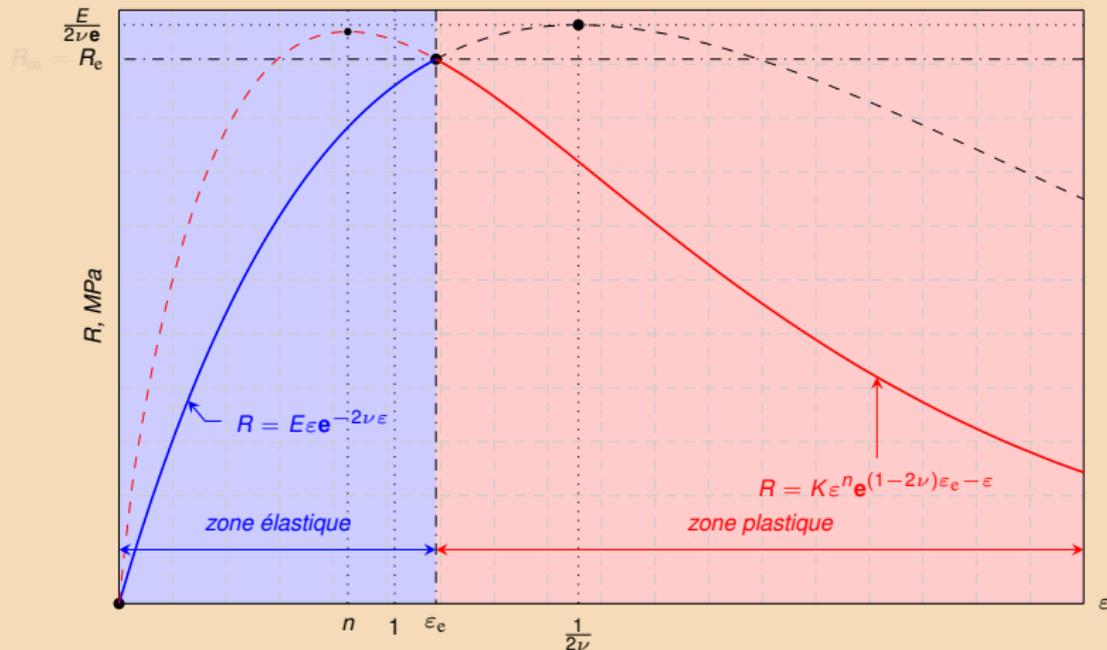


Construisons alors la fonction de traction en tenant compte des régimes élastiques et plastiques

Courbe de traction pour un matériau dur

- Lorsque $\varepsilon_e \leq 1/2\nu$ mais $\varepsilon_e > n$, la résistance est atteinte en limite élastique :

$$\varepsilon_m = \varepsilon_e \text{ et } R_m = R_e.$$

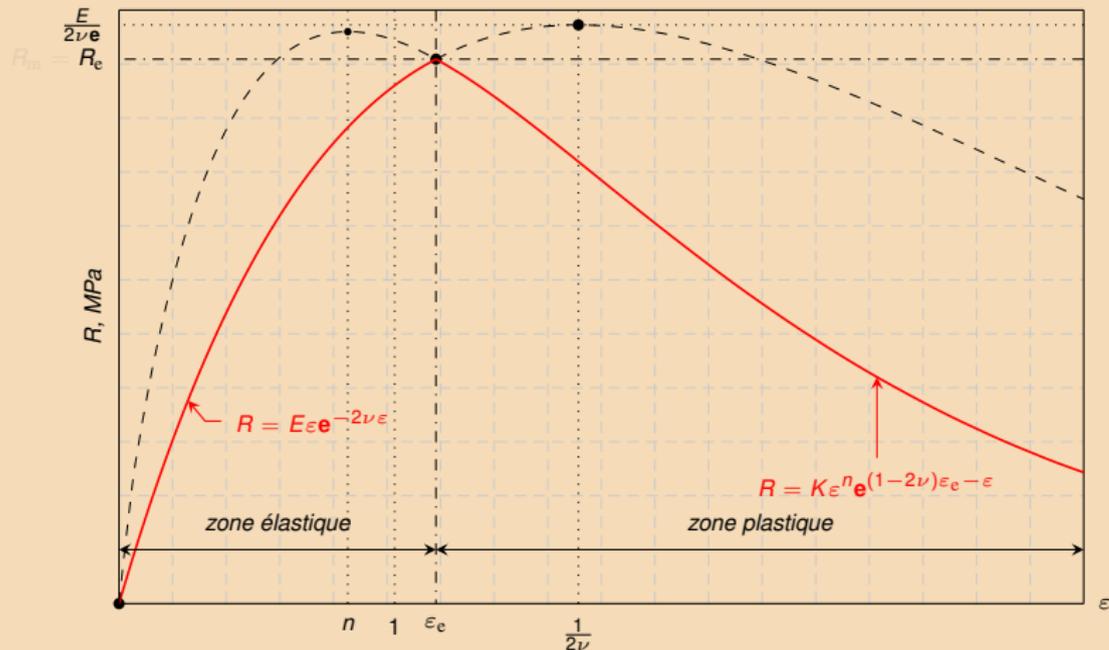


Construisons alors la fonction de traction en tenant compte des régimes élastiques et plastiques

Courbe de traction pour un matériau dur

- Lorsque $\varepsilon_e \leq 1/2\nu$ mais $\varepsilon_e > n$, la résistance est atteinte en limite élastique :

$$\varepsilon_m = \varepsilon_e \text{ et } R_m = R_e.$$

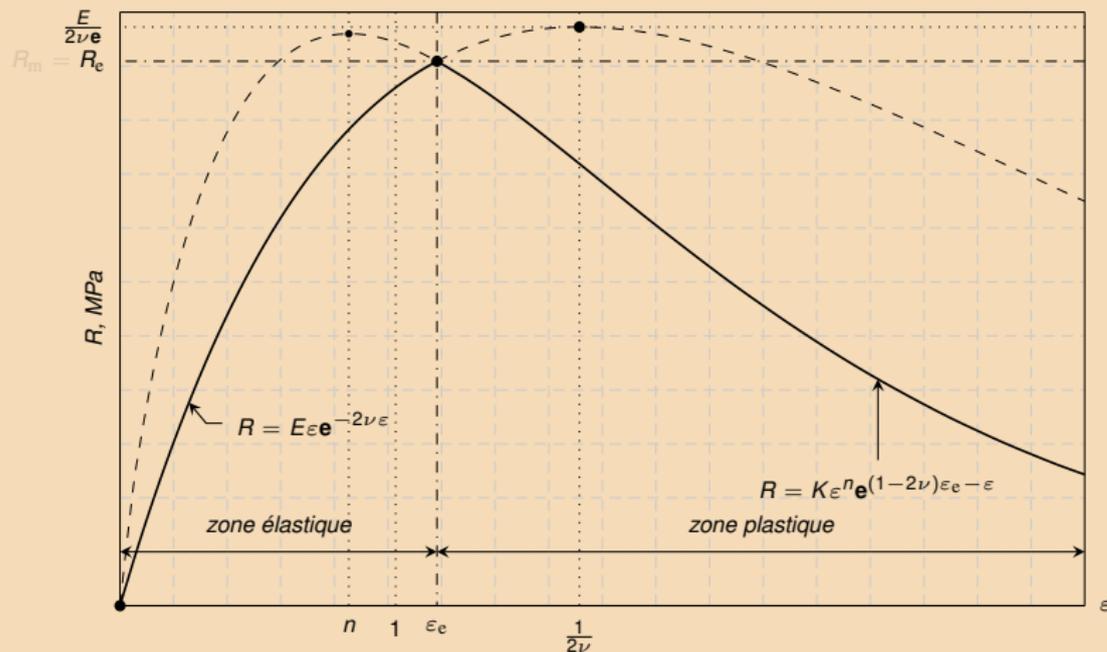


La courbe de traction de notre matériau est donc la courbe présentée ici en rouge !

Courbe de traction pour un matériau dur

- Lorsque $\varepsilon_e \leq 1/2\nu$ mais $\varepsilon_e > n$, la résistance est atteinte en limite élastique :

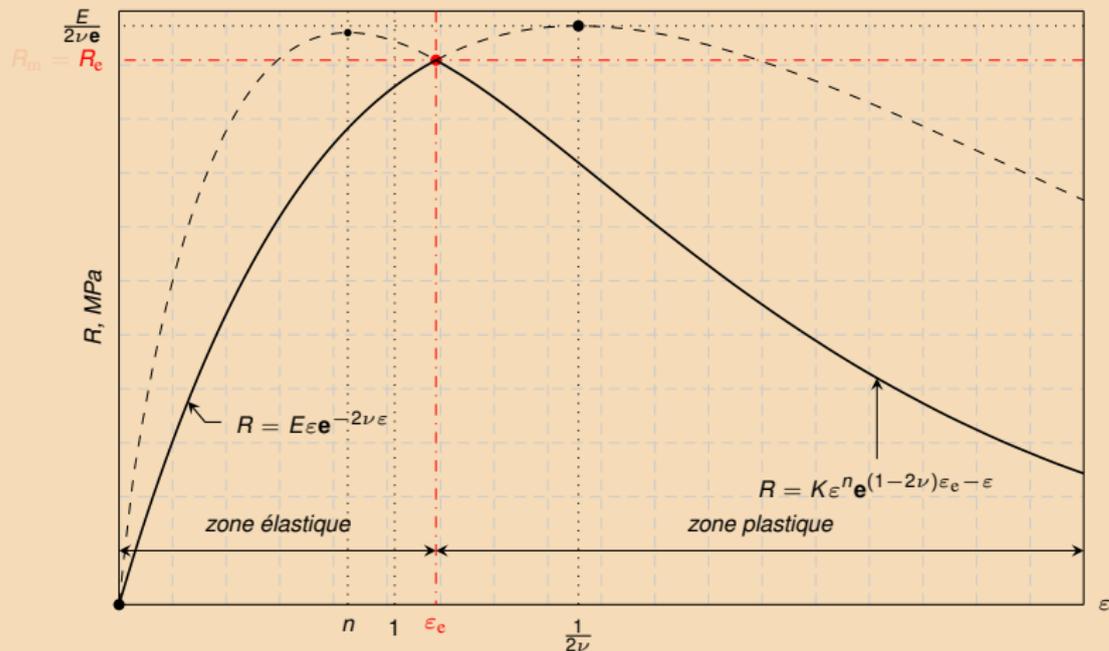
$$\varepsilon_m = \varepsilon_e \quad \text{et} \quad R_m = R_e.$$



Courbe de traction pour un matériau dur

- Lorsque $\varepsilon_e \leq 1/2\nu$ mais $\varepsilon_e > n$, la résistance est atteinte en limite élastique :

$$\varepsilon_m = \varepsilon_e \quad \text{et} \quad R_m = R_e.$$

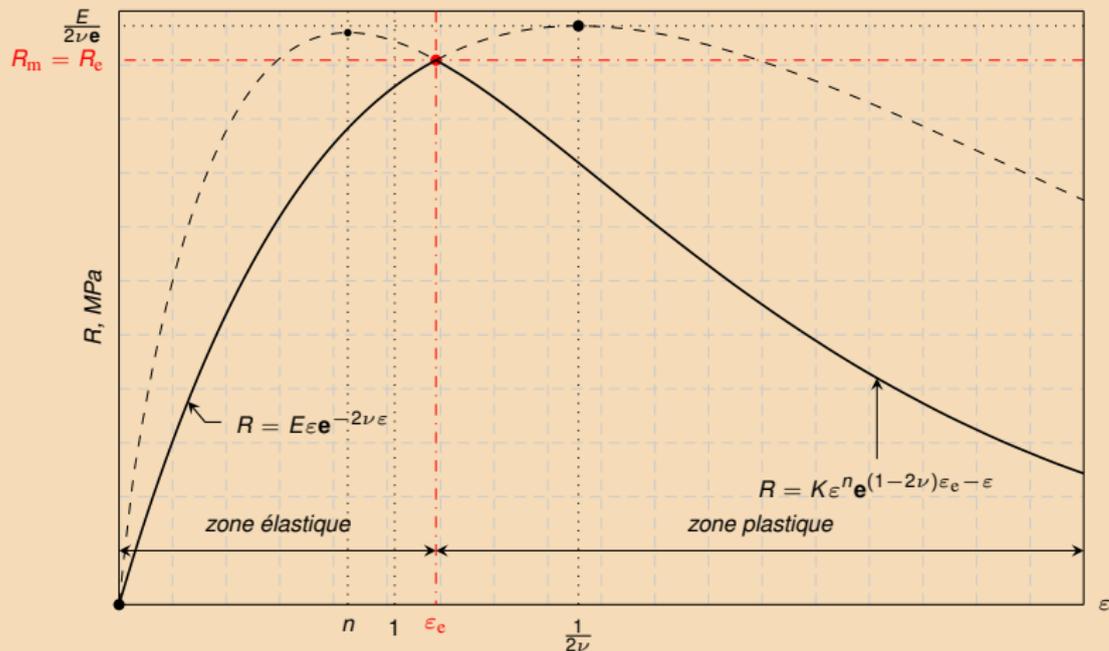


On observe que son maximum se localise au dessus de ε_e à la hauteur de la limite élastique R_e

Courbe de traction pour un matériau dur

- Lorsque $\varepsilon_e \leq 1/2\nu$ mais $\varepsilon_e > n$, la résistance est atteinte en limite élastique :

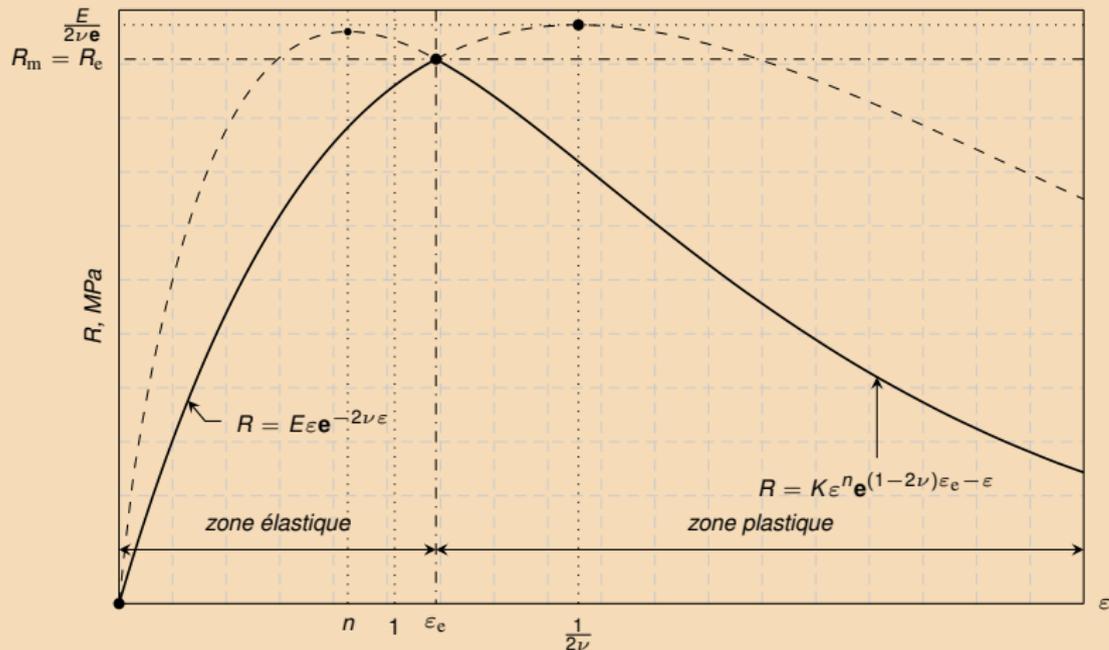
$$\varepsilon_m = \varepsilon_e \quad \text{et} \quad R_m = R_e.$$



Courbe de traction pour un matériau dur

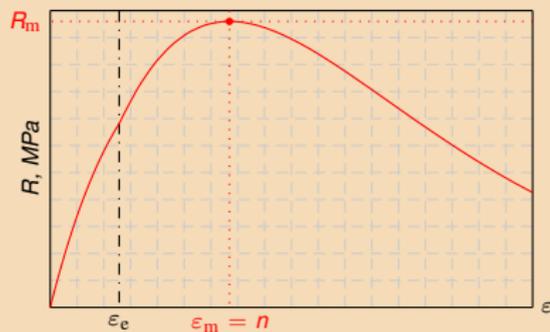
- Lorsque $\varepsilon_e \leq 1/2\nu$ mais $\varepsilon_e > n$, la résistance est atteinte en limite élastique :

$$\varepsilon_m = \varepsilon_e \quad \text{et} \quad R_m = R_e.$$



On peut résumer les différents types de courbe de traction possibles dans le contexte Ludwik-Considère

Courbes de traction (Ludwik-Considère)



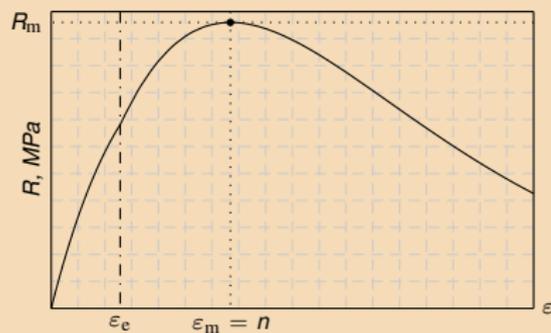
cas général (matériau formable)

matériau fragile

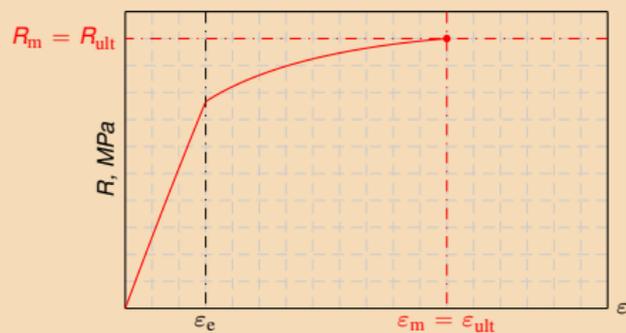
matériau (extra-)dur

matériau dur

Courbes de traction (Ludwik-Considère)



cas général (matériau formable)

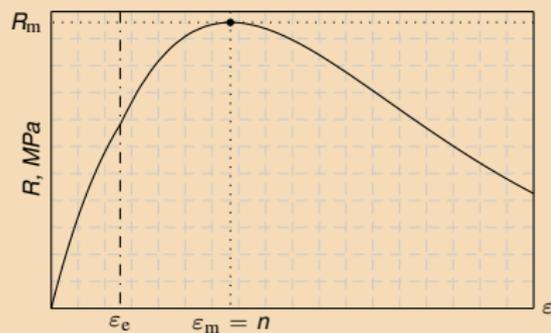


matériau fragile

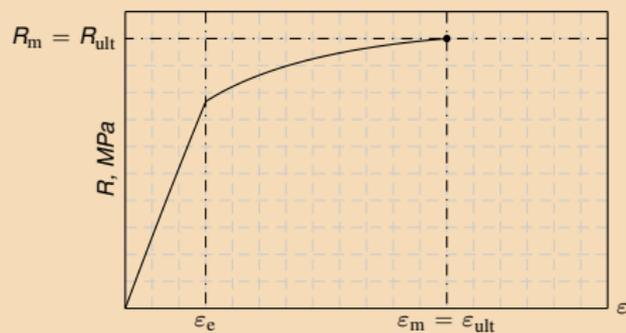
matériau (extra-)dur

matériau dur

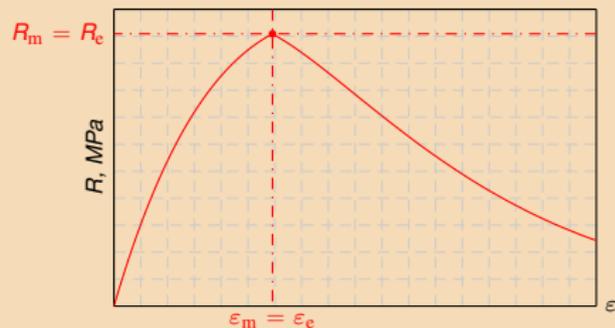
Courbes de traction (Ludwik-Considère)



cas général (matériau formable)



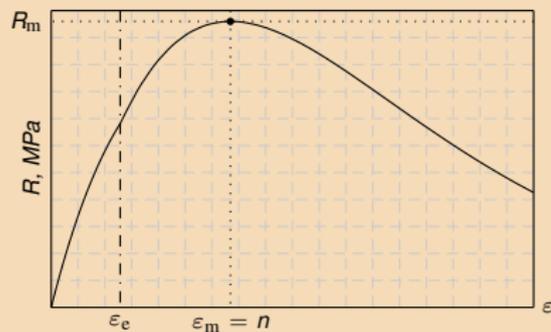
matériau fragile



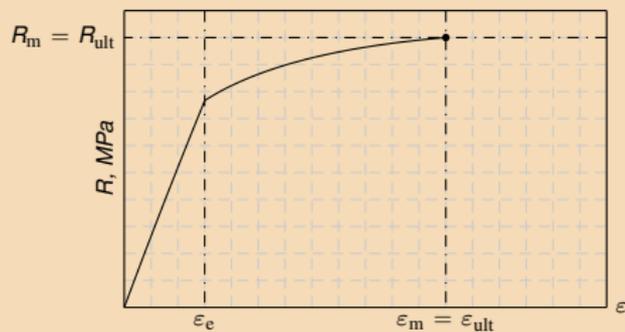
matériau (extra-)dur

matériau dur

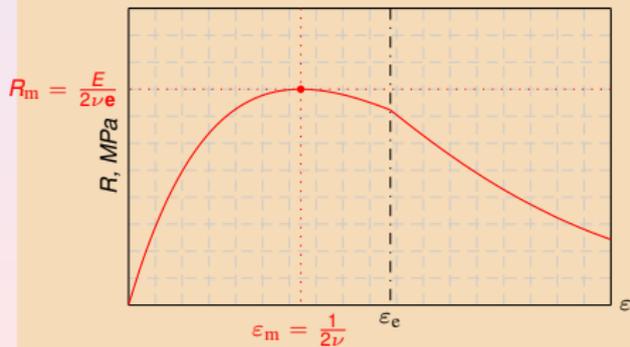
Courbes de traction (Ludwik-Considère)



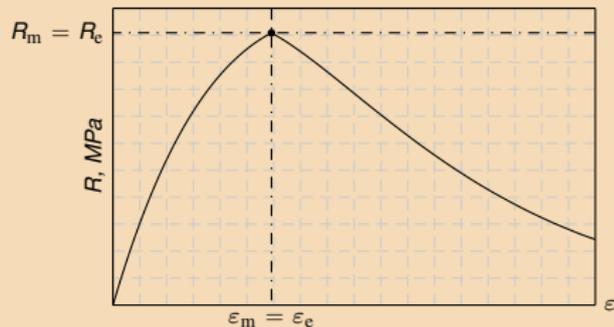
cas général (matériau formable)



matériau fragile

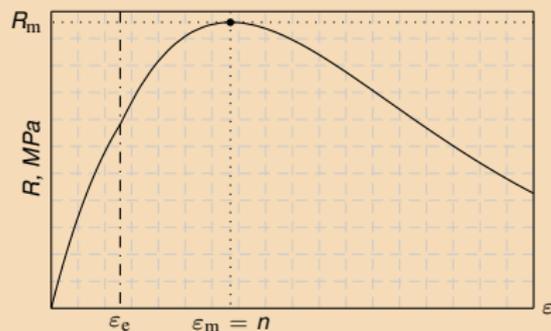


matériau (extra-)dur

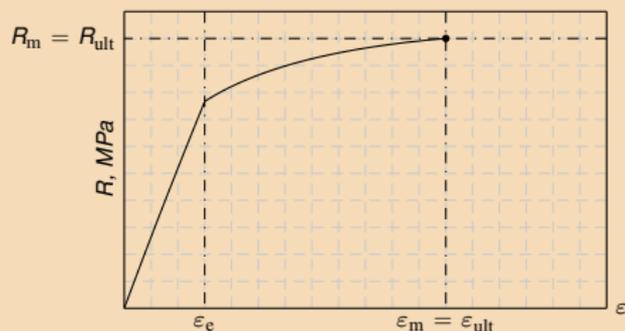


matériau dur

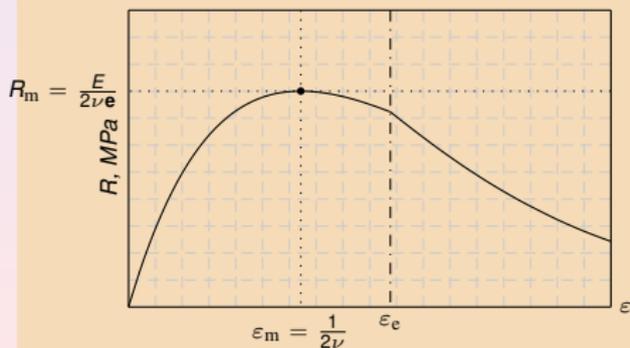
Courbes de traction (Ludwik-Considère)



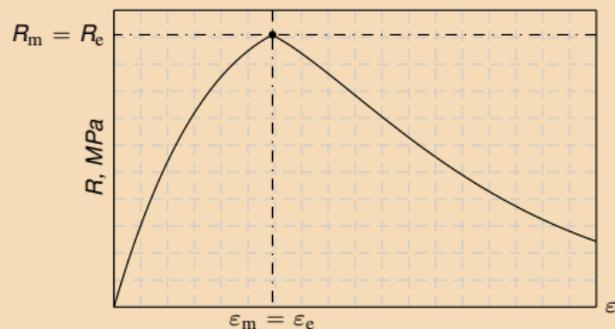
cas général (matériau formable)



matériau fragile

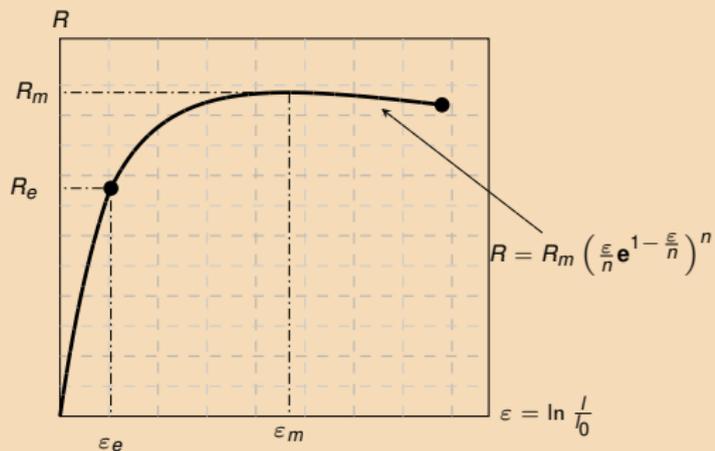


matériau (extra)-dur



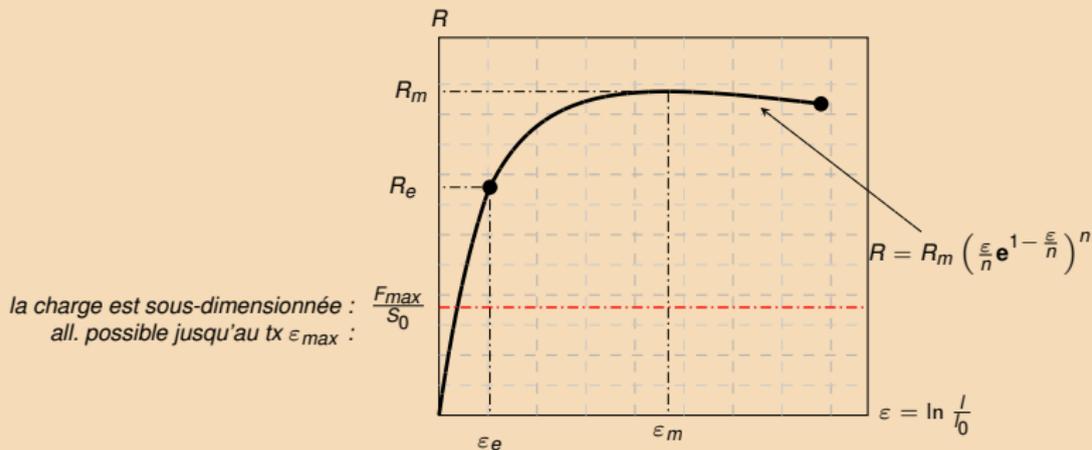
matériau dur

Inversion de la fonction de traction



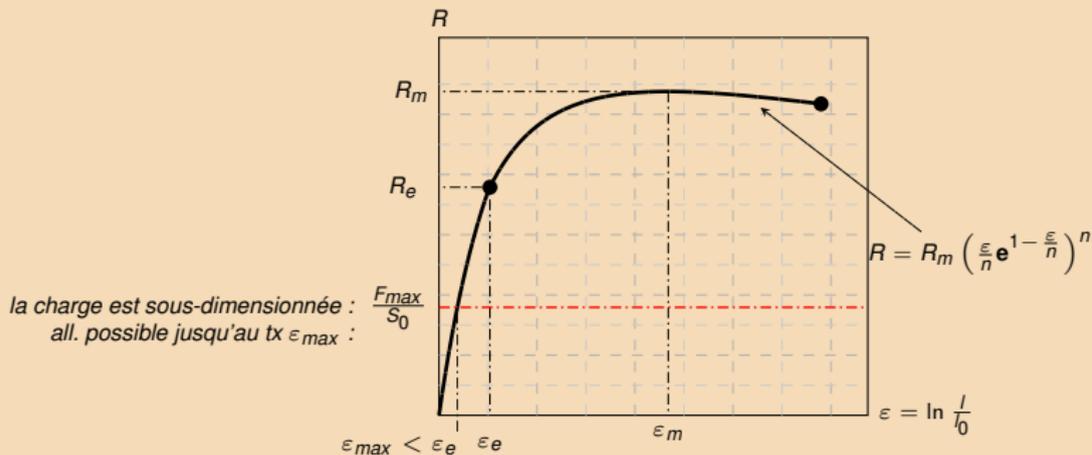
- *Le taux de déf. atteignable ϵ_{max} avec une charge adaptée F_{max} satisfait :*

Inversion de la fonction de traction



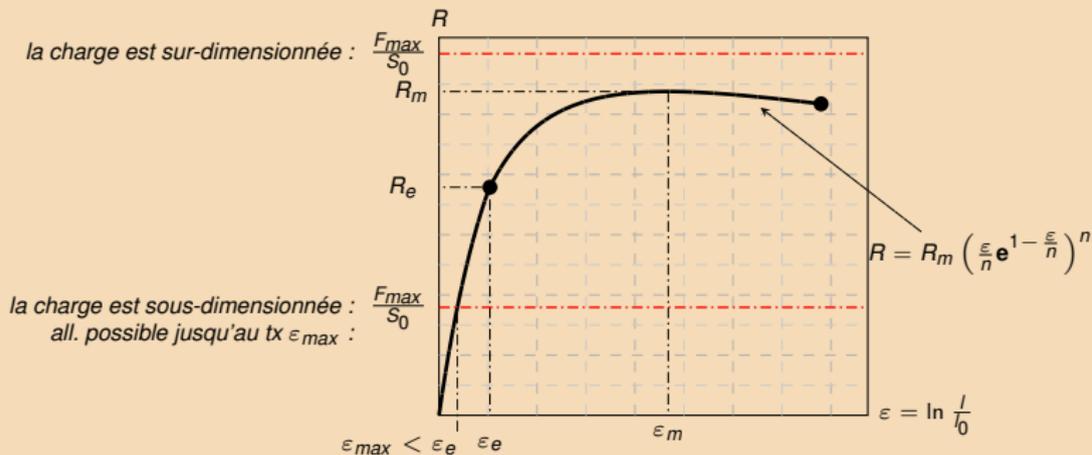
• Le taux de déf. atteignable ϵ_{max} avec une charge adaptée F_{max} satisfait :

Inversion de la fonction de traction



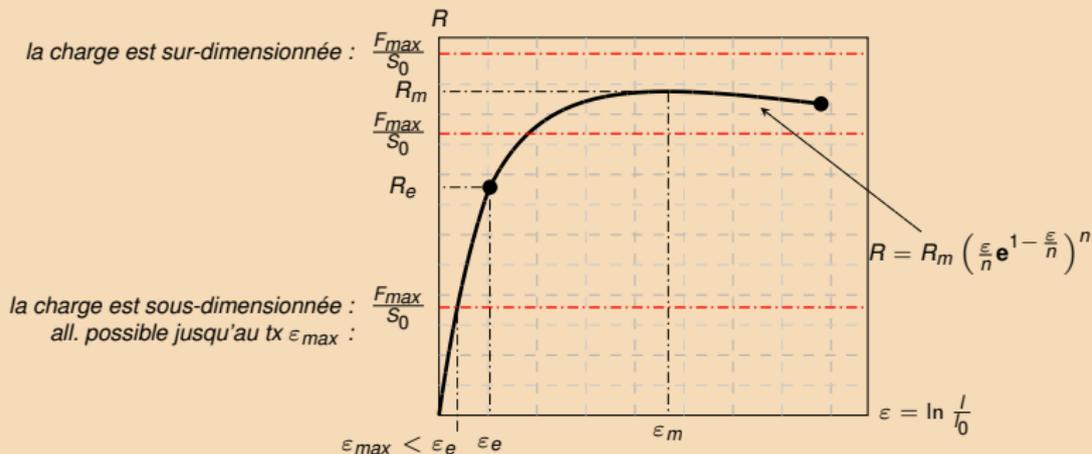
- Le taux de déf. atteignable ϵ_{max} avec une charge adaptée F_{max} satisfait :

Inversion de la fonction de traction



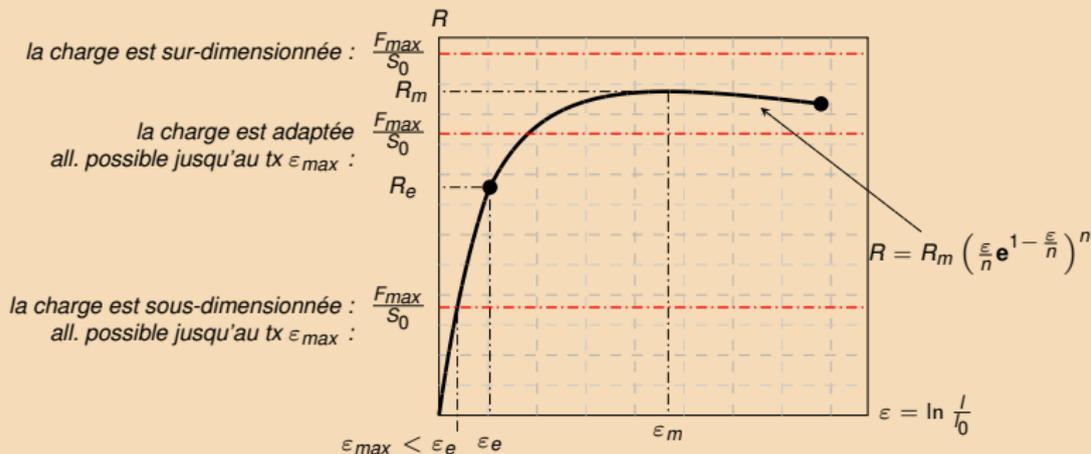
- Le taux de déf. atteignable ϵ_{max} avec une charge adaptée F_{max} satisfait :

Inversion de la fonction de traction



- Le taux de déf. atteignable ϵ_{max} avec une charge adaptée F_{max} satisfait :

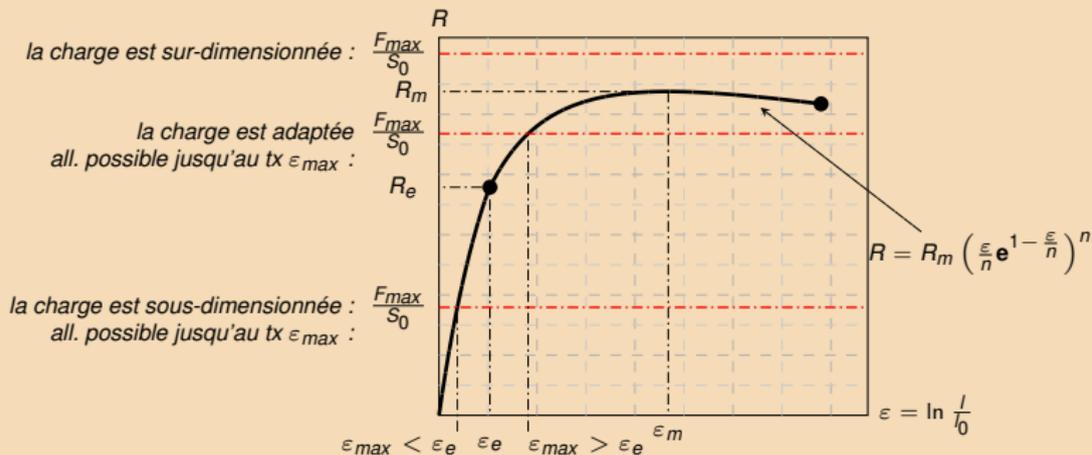
Inversion de la fonction de traction



- Le taux de déf. atteignable ε_{max} avec une charge adaptée F_{max} satisfait :

$$\frac{F_{max}}{S_0} = R_m \left(\frac{\varepsilon_{max}}{n} e^{1-\frac{\varepsilon_{max}}{n}} \right)^n$$

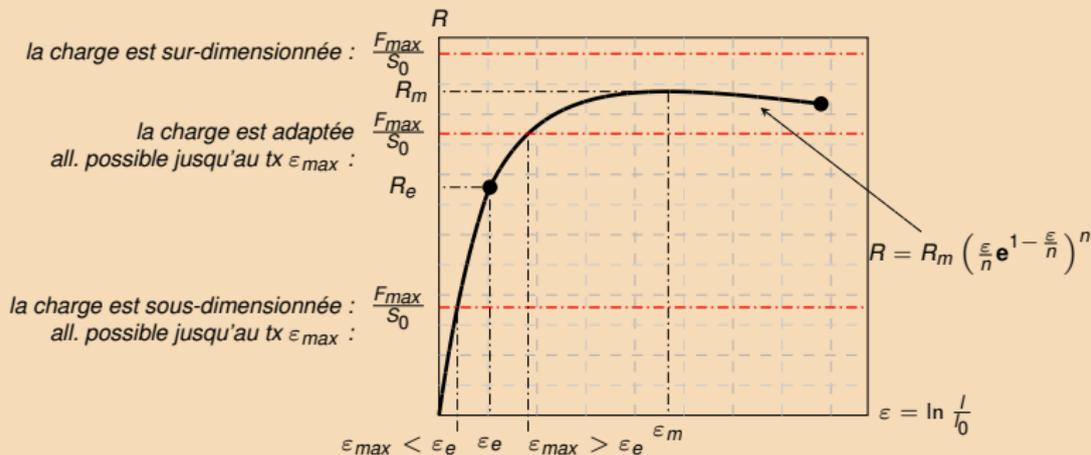
Inversion de la fonction de traction



- Le taux de déf. atteignable ϵ_{max} avec une charge adaptée F_{max} satisfait :

$$\frac{F_{max}}{S_0} = R_m \left(\frac{\epsilon_{max}}{n} e^{1 - \frac{\epsilon_{max}}{n}} \right)^n$$

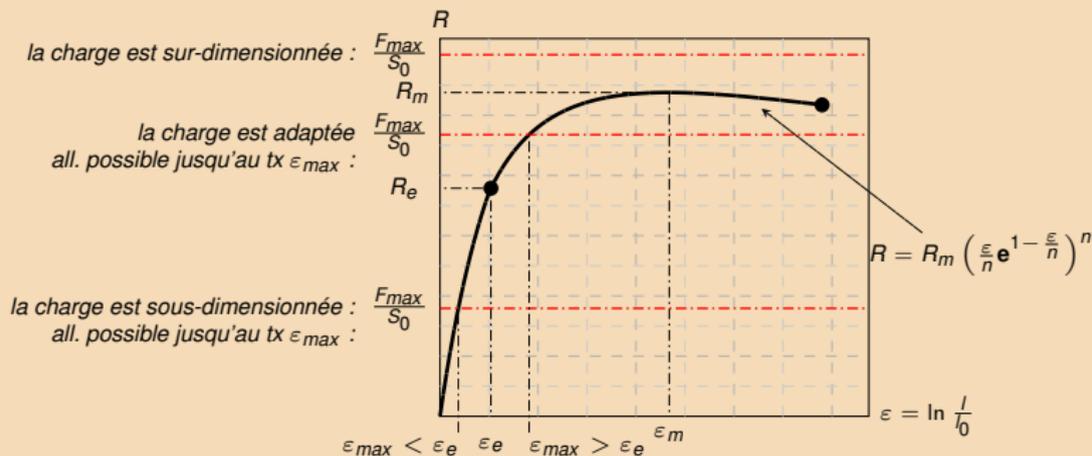
Inversion de la fonction de traction



- Le taux de déf. atteignable ε_{max} avec une charge adaptée F_{max} satisfait :

$$\frac{F_{max}}{S_0} = R_m \left(\frac{\varepsilon_{max}}{n} e^{1 - \frac{\varepsilon_{max}}{n}} \right)^n . \quad (\text{Equation de la déformation maximale})$$

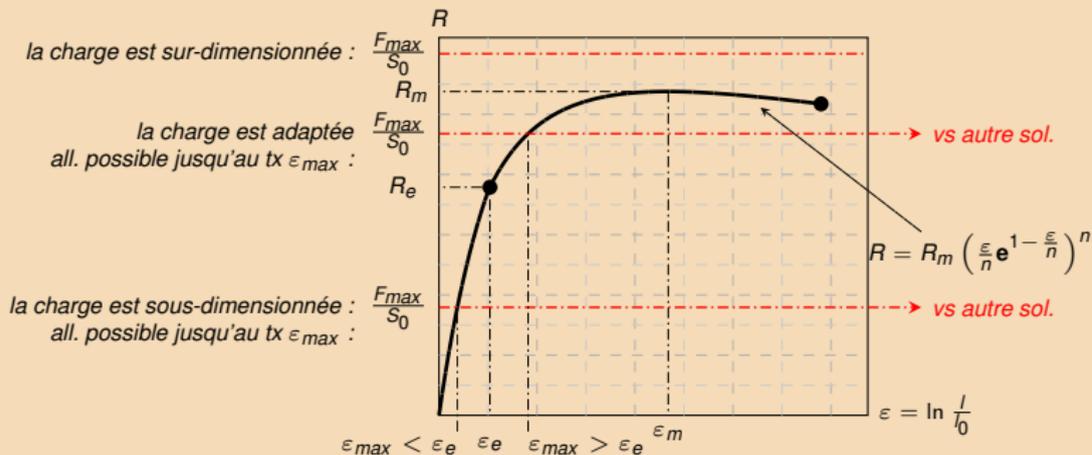
Inversion de la fonction de traction



- Le taux de déf. atteignable ϵ_{max} avec une charge adaptée F_{max} satisfait :

$$\frac{F_{max}}{S_0} = R_m \left(\frac{\epsilon_{max}}{n} e^{1 - \frac{\epsilon_{max}}{n}} \right)^n \quad \text{(Equation de la déformation maximale)}$$

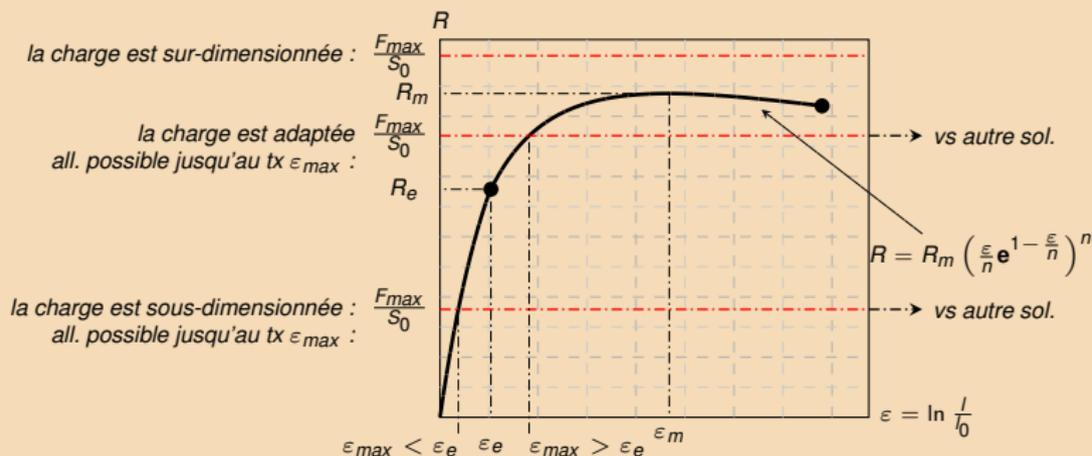
Inversion de la fonction de traction



- Le taux de déf. atteignable ε_{max} avec une charge adaptée F_{max} satisfait :

$$\frac{F_{max}}{S_0} = R_m \left(\frac{\varepsilon_{max}}{n} e^{1-\frac{\varepsilon_{max}}{n}} \right)^n \quad \text{(Equation de la déformation maximale)}$$

Inversion de la fonction de traction



- Le taux de déf. atteignable ϵ_{max} avec une charge adaptée F_{max} satisfait :

$$\frac{F_{max}}{S_0} = R_m \left(\frac{\epsilon_{max}}{n} e^{1 - \frac{\epsilon_{max}}{n}} \right)^n \quad \text{(Equation de la déformation maximale)}$$

Calcul des taux de déformation, cas plastique

- On reçoit un matériau recuit de caractéristiques connues.
 - Il faut calculer le taux de déformation réel d'une barre de section $S_0 = 150.0 \text{ mm}^2$ soumise à une force de traction de $F = 90 \text{ kN}$.

limite élastique	résistance	coeff. Poisson	coeff. écr.
$R_e = 450 \text{ MPa}$	$R_m = 904.2 \text{ MPa}$	$\nu = 0.400$	$n = 0.2$

Tab. 1 Données relatives au matériau

Calcul des taux de déformation, cas plastique

- On reçoit un matériau recuit de caractéristiques connues.
 - Il faut calculer le taux de déformation réel d'une barre de section $S_0 = 150.0 \text{ mm}^2$ soumise à une force de traction de $F = 90 \text{ kN}$.

limite élastique	résistance	coeff. Poisson	coeff. écr.
$R_e = 450 \text{ MPa}$	$R_m = 904.2 \text{ MPa}$	$\nu = 0.400$	$n = 0.2$

Tab. 1 Données relatives au matériau

Calcul des taux de déformation, cas plastique

- On reçoit un matériau recuit de caractéristiques connues.
 - Il faut calculer le taux de déformation réel d'une barre de section $S_0 = 150.0 \text{ mm}^2$ soumise à une force de traction de $F = 90 \text{ kN}$.

<i>limite élastique</i>	<i>résistance</i>	<i>coeff. Poisson</i>	<i>coeff. écr.</i>
$R_e = 450 \text{ MPa}$	$R_m = 904.2 \text{ MPa}$	$\nu = 0.400$	$n = 0.2$

Tab. 1 Données relatives au matériau

STO	*	exp	RCL										
-----	---	-----	-----	--	--	--	--	--	--	--	--	--	--

Calcul des taux de déformation, cas plastique

- On reçoit un matériau recuit de caractéristiques connues.
 - Il faut calculer le taux de déformation réel d'une barre de section $S_0 = 150.0 \text{ mm}^2$ soumise à une force de traction de $F = 90 \text{ kN}$.

<i>limite élastique</i>	<i>résistance</i>	<i>coeff. Poisson</i>	<i>coeff. écr.</i>
$R_e = 450 \text{ MPa}$	$R_m = 904.2 \text{ MPa}$	$\nu = 0.400$	$n = 0.2$

Tab. 1 Données relatives au matériau

$$\frac{F}{S_0} = 600.0 \text{ MPa} \geq R_e \text{ (cas plastique)}$$

STO	*	exp	RCL										
-----	---	-----	-----	--	--	--	--	--	--	--	--	--	--

Calcul des taux de déformation, cas plastique

- On reçoit un matériau recuit de caractéristiques connues.
 - Il faut calculer le taux de déformation réel d'une barre de section $S_0 = 150.0 \text{ mm}^2$ soumise à une force de traction de $F = 90 \text{ kN}$.

<i>limite élastique</i>	<i>résistance</i>	<i>coeff. Poisson</i>	<i>coeff. écr.</i>
$R_e = 450 \text{ MPa}$	$R_m = 904.2 \text{ MPa}$	$\nu = 0.400$	$n = 0.2$

Tab. 1 Données relatives au matériau

$$\frac{F}{S_0} = 600.0 \text{ MPa} \geq R_e \text{ (cas plastique)}$$

STO	*	exp	RCL											
-----	---	-----	-----	--	--	--	--	--	--	--	--	--	--	--

Calcul des taux de déformation, cas plastique

- On reçoit un matériau recuit de caractéristiques connues.
 - Il faut calculer le taux de déformation réel d'une barre de section $S_0 = 150.0 \text{ mm}^2$ soumise à une force de traction de $F = 90 \text{ kN}$.

<i>limite élastique</i>	<i>résistance</i>	<i>coeff. Poisson</i>	<i>coeff. écr.</i>
$R_e = 450 \text{ MPa}$	$R_m = 904.2 \text{ MPa}$	$\nu = 0.400$	$n = 0.2$

Tab. 1 Données relatives au matériau

$$\frac{F}{S_0} = 600.0 \text{ MPa} \geq R_e \text{ (cas plastique)}$$

$$\alpha = \frac{1}{e} n \sqrt{\frac{F}{R_m S_0}}$$

STO	*	exp	RCL								
-----	---	-----	-----	--	--	--	--	--	--	--	--

Calcul des taux de déformation, cas plastique

- On reçoit un matériau recuit de caractéristiques connues.
 - Il faut calculer le taux de déformation réel d'une barre de section $S_0 = 150.0 \text{ mm}^2$ soumise à une force de traction de $F = 90 \text{ kN}$.

<i>limite élastique</i>	<i>résistance</i>	<i>coeff. Poisson</i>	<i>coeff. écr.</i>
$R_e = 450 \text{ MPa}$	$R_m = 904.2 \text{ MPa}$	$\nu = 0.400$	$n = 0.2$

Tab. 1 Données relatives au matériau

$$\frac{F}{S_0} = 600.0 \text{ MPa} \geq R_e \text{ (cas plastique)}$$

$$\alpha = \frac{1}{e} n \sqrt{\frac{F}{R_m S_0}}$$

STO * exp RCL 0. 0 4 7 3 3 0 3

Calcul des taux de déformation, cas plastique

- On reçoit un matériau recuit de caractéristiques connues.
 - Il faut calculer le taux de déformation réel d'une barre de section $S_0 = 150.0 \text{ mm}^2$ soumise à une force de traction de $F = 90 \text{ kN}$.

<i>limite élastique</i>	<i>résistance</i>	<i>coeff. Poisson</i>	<i>coeff. écr.</i>
$R_e = 450 \text{ MPa}$	$R_m = 904.2 \text{ MPa}$	$\nu = 0.400$	$n = 0.2$

Tab. 1 Données relatives au matériau

$$\frac{F}{S_0} = 600.0 \text{ MPa} \geq R_e \text{ (cas plastique)}$$

$$\alpha = \frac{1}{e} n \sqrt{\frac{F}{R_m S_0}}$$

STO * exp RCL 0. 0 4 7 3 3 0 3

Calcul des taux de déformation, cas plastique

- On reçoit un matériau recuit de caractéristiques connues.
 - Il faut calculer le taux de déformation réel d'une barre de section $S_0 = 150.0 \text{ mm}^2$ soumise à une force de traction de $F = 90 \text{ kN}$.

<i>limite élastique</i>	<i>résistance</i>	<i>coeff. Poisson</i>	<i>coeff. écr.</i>
$R_e = 450 \text{ MPa}$	$R_m = 904.2 \text{ MPa}$	$\nu = 0.400$	$n = 0.2$

Tab. 1 Données relatives au matériau

$$\frac{F}{S_0} = 600.0 \text{ MPa} \geq R_e \text{ (cas plastique)}$$

$$\alpha = \frac{1}{e} n \sqrt{\frac{F}{R_m S_0}}$$

STO	*	exp	RCL	0.	0	4	7	3	3	0	3
-----	---	-----	-----	----	---	---	---	---	---	---	---

Calcul des taux de déformation, cas plastique

- On reçoit un matériau recuit de caractéristiques connues.
 - Il faut calculer le taux de déformation réel d'une barre de section $S_0 = 150.0 \text{ mm}^2$ soumise à une force de traction de $F = 90 \text{ kN}$.

<i>limite élastique</i>	<i>résistance</i>	<i>coeff. Poisson</i>	<i>coeff. écr.</i>
$R_e = 450 \text{ MPa}$	$R_m = 904.2 \text{ MPa}$	$\nu = 0.400$	$n = 0.2$

Tab. 1 Données relatives au matériau

$$\frac{F}{S_0} = 600.0 \text{ MPa} \geq R_e \text{ (cas plastique)}$$

$$\alpha = \frac{1}{e} n \sqrt{\frac{F}{R_m S_0}}$$

STO	*	exp	RCL	1.	0	4	8	4	6	8	2
-----	---	-----	-----	----	---	---	---	---	---	---	---

Calcul des taux de déformation, cas plastique

- On reçoit un matériau recuit de caractéristiques connues.
 - Il faut calculer le taux de déformation réel d'une barre de section $S_0 = 150.0 \text{ mm}^2$ soumise à une force de traction de $F = 90 \text{ kN}$.

<i>limite élastique</i>	<i>résistance</i>	<i>coeff. Poisson</i>	<i>coeff. écr.</i>
$R_e = 450 \text{ MPa}$	$R_m = 904.2 \text{ MPa}$	$\nu = 0.400$	$n = 0.2$

Tab. 1 Données relatives au matériau

$$\frac{F}{S_0} = 600.0 \text{ MPa} \geq R_e \text{ (cas plastique)}$$

$$\alpha = \frac{1}{e} n \sqrt{\frac{F}{R_m S_0}}$$

STO	*	exp	RCL	1.	0	4	8	4	6	8	2
-----	---	-----	-----	----	---	---	---	---	---	---	---

Calcul des taux de déformation, cas plastique

- On reçoit un matériau recuit de caractéristiques connues.
 - Il faut calculer le taux de déformation réel d'une barre de section $S_0 = 150.0 \text{ mm}^2$ soumise à une force de traction de $F = 90 \text{ kN}$.

<i>limite élastique</i>	<i>résistance</i>	<i>coeff. Poisson</i>	<i>coeff. écr.</i>
$R_e = 450 \text{ MPa}$	$R_m = 904.2 \text{ MPa}$	$\nu = 0.400$	$n = 0.2$

Tab. 1 Données relatives au matériau

$$\frac{F}{S_0} = 600.0 \text{ MPa} \geq R_e \text{ (cas plastique)}$$

$$\alpha = \frac{1}{e} n \sqrt{\frac{F}{R_m S_0}}$$

STO * exp RCL 0. 0 4 9 6 2 4 3

Calcul des taux de déformation, cas plastique

- On reçoit un matériau recuit de caractéristiques connues.
 - Il faut calculer le taux de déformation réel d'une barre de section $S_0 = 150.0 \text{ mm}^2$ soumise à une force de traction de $F = 90 \text{ kN}$.

<i>limite élastique</i>	<i>résistance</i>	<i>coeff. Poisson</i>	<i>coeff. écr.</i>
$R_e = 450 \text{ MPa}$	$R_m = 904.2 \text{ MPa}$	$\nu = 0.400$	$n = 0.2$

Tab. 1 Données relatives au matériau

$$\frac{F}{S_0} = 600.0 \text{ MPa} \geq R_e \text{ (cas plastique)}$$

$$\alpha = \frac{1}{e} n \sqrt{\frac{F}{R_m S_0}}$$

STO * exp RCL 0. 0 4 9 6 2 4 3

Calcul des taux de déformation, cas plastique

- On reçoit un matériau recuit de caractéristiques connues.
 - Il faut calculer le taux de déformation réel d'une barre de section $S_0 = 150.0 \text{ mm}^2$ soumise à une force de traction de $F = 90 \text{ kN}$.

<i>limite élastique</i>	<i>résistance</i>	<i>coeff. Poisson</i>	<i>coeff. écr.</i>
$R_e = 450 \text{ MPa}$	$R_m = 904.2 \text{ MPa}$	$\nu = 0.400$	$n = 0.2$

Tab. 1 Données relatives au matériau

$$\frac{F}{S_0} = 600.0 \text{ MPa} \geq R_e \text{ (cas plastique)}$$

$$\alpha = \frac{1}{e} n \sqrt{\frac{F}{R_m S_0}}$$

STO * exp RCL 0. 0 4 9 6 2 4 3

Calcul des taux de déformation, cas plastique

- On reçoit un matériau recuit de caractéristiques connues.
 - Il faut calculer le taux de déformation réel d'une barre de section $S_0 = 150.0 \text{ mm}^2$ soumise à une force de traction de $F = 90 \text{ kN}$.

<i>limite élastique</i>	<i>résistance</i>	<i>coeff. Poisson</i>	<i>coeff. écr.</i>
$R_e = 450 \text{ MPa}$	$R_m = 904.2 \text{ MPa}$	$\nu = 0.400$	$n = 0.2$

Tab. 1 Données relatives au matériau

$$\frac{F}{S_0} = 600.0 \text{ MPa} \geq R_e \text{ (cas plastique)}$$

$$\alpha = \frac{1}{e} n \sqrt{\frac{F}{R_m S_0}}$$

STO * exp RCL 0. 0 4 9 7 3 8 3

Calcul des taux de déformation, cas plastique

- On reçoit un matériau recuit de caractéristiques connues.
 - Il faut calculer le taux de déformation réel d'une barre de section $S_0 = 150.0 \text{ mm}^2$ soumise à une force de traction de $F = 90 \text{ kN}$.

<i>limite élastique</i>	<i>résistance</i>	<i>coeff. Poisson</i>	<i>coeff. écr.</i>
$R_e = 450 \text{ MPa}$	$R_m = 904.2 \text{ MPa}$	$\nu = 0.400$	$n = 0.2$

Tab. 1 Données relatives au matériau

$$\frac{F}{S_0} = 600.0 \text{ MPa} \geq R_e \text{ (cas plastique)}$$

$$\alpha = \frac{1}{e} n \sqrt{\frac{F}{R_m S_0}}$$

STO * exp RCL 0. 0 4 9 7 3 8 3

Calcul des taux de déformation, cas plastique

- On reçoit un matériau recuit de caractéristiques connues.
 - Il faut calculer le taux de déformation réel d'une barre de section $S_0 = 150.0 \text{ mm}^2$ soumise à une force de traction de $F = 90 \text{ kN}$.

<i>limite élastique</i>	<i>résistance</i>	<i>coeff. Poisson</i>	<i>coeff. écr.</i>
$R_e = 450 \text{ MPa}$	$R_m = 904.2 \text{ MPa}$	$\nu = 0.400$	$n = 0.2$

Tab. 1 Données relatives au matériau

$$\frac{F}{S_0} = 600.0 \text{ MPa} \geq R_e \text{ (cas plastique)}$$

$$\alpha = \frac{1}{e} n \sqrt{\frac{F}{R_m S_0}}$$

STO * exp RCL 0. 0 4 9 7 3 8 3

Calcul des taux de déformation, cas plastique

- On reçoit un matériau recuit de caractéristiques connues.
 - Il faut calculer le taux de déformation réel d'une barre de section $S_0 = 150.0 \text{ mm}^2$ soumise à une force de traction de $F = 90 \text{ kN}$.

<i>limite élastique</i>	<i>résistance</i>	<i>coeff. Poisson</i>	<i>coeff. écr.</i>
$R_e = 450 \text{ MPa}$	$R_m = 904.2 \text{ MPa}$	$\nu = 0.400$	$n = 0.2$

Tab. 1 Données relatives au matériau

$$\frac{F}{S_0} = 600.0 \text{ MPa} \geq R_e \text{ (cas plastique)}$$

$$\alpha = \frac{1}{e} n \sqrt{\frac{F}{R_m S_0}}$$

STO * exp RCL 0. 0 4 9 7 4 4 0

Calcul des taux de déformation, cas plastique

- On reçoit un matériau recuit de caractéristiques connues.
 - Il faut calculer le taux de déformation réel d'une barre de section $S_0 = 150.0 \text{ mm}^2$ soumise à une force de traction de $F = 90 \text{ kN}$.

<i>limite élastique</i>	<i>résistance</i>	<i>coeff. Poisson</i>	<i>coeff. écr.</i>
$R_e = 450 \text{ MPa}$	$R_m = 904.2 \text{ MPa}$	$\nu = 0.400$	$n = 0.2$

Tab. 1 Données relatives au matériau

$$\frac{F}{S_0} = 600.0 \text{ MPa} \geq R_e \text{ (cas plastique)}$$

$$\alpha = \frac{1}{e} n \sqrt{\frac{F}{R_m S_0}}$$

STO * exp RCL 0. 0 4 9 7 4 4 0

Calcul des taux de déformation, cas plastique

- On reçoit un matériau recuit de caractéristiques connues.
 - Il faut calculer le taux de déformation réel d'une barre de section $S_0 = 150.0 \text{ mm}^2$ soumise à une force de traction de $F = 90 \text{ kN}$.

<i>limite élastique</i>	<i>résistance</i>	<i>coeff. Poisson</i>	<i>coeff. écr.</i>
$R_e = 450 \text{ MPa}$	$R_m = 904.2 \text{ MPa}$	$\nu = 0.400$	$n = 0.2$

Tab. 1 Données relatives au matériau

$$\frac{F}{S_0} = 600.0 \text{ MPa} \geq R_e \text{ (cas plastique)}$$

$$\alpha = \frac{1}{e} n \sqrt{\frac{F}{R_m S_0}}$$

STO * exp RCL 0. 0 4 9 7 4 4 0

Calcul des taux de déformation, cas plastique

- On reçoit un matériau recuit de caractéristiques connues.
 - Il faut calculer le taux de déformation réel d'une barre de section $S_0 = 150.0 \text{ mm}^2$ soumise à une force de traction de $F = 90 \text{ kN}$.

<i>limite élastique</i>	<i>résistance</i>	<i>coeff. Poisson</i>	<i>coeff. écr.</i>
$R_e = 450 \text{ MPa}$	$R_m = 904.2 \text{ MPa}$	$\nu = 0.400$	$n = 0.2$

Tab. 1 Données relatives au matériau

$$\frac{F}{S_0} = 600.0 \text{ MPa} \geq R_e \text{ (cas plastique)}$$

$$\alpha = \frac{1}{e} n \sqrt{\frac{F}{R_m S_0}}$$

STO * exp RCL 0. 0 4 9 7 4 4 2

Calcul des taux de déformation, cas plastique

- On reçoit un matériau recuit de caractéristiques connues.
 - Il faut calculer le taux de déformation réel d'une barre de section $S_0 = 150.0 \text{ mm}^2$ soumise à une force de traction de $F = 90 \text{ kN}$.

<i>limite élastique</i>	<i>résistance</i>	<i>coeff. Poisson</i>	<i>coeff. écr.</i>
$R_e = 450 \text{ MPa}$	$R_m = 904.2 \text{ MPa}$	$\nu = 0.400$	$n = 0.2$

Tab. 1 Données relatives au matériau

$$\frac{F}{S_0} = 600.0 \text{ MPa} \geq R_e \text{ (cas plastique)}$$

$$\alpha = \frac{1}{e} n \sqrt{\frac{F}{R_m S_0}}$$

STO * exp RCL 0. 0 4 9 7 4 4 2

Calcul des taux de déformation, cas plastique

- On reçoit un matériau recuit de caractéristiques connues.
 - Il faut calculer le taux de déformation réel d'une barre de section $S_0 = 150.0 \text{ mm}^2$ soumise à une force de traction de $F = 90 \text{ kN}$.

<i>limite élastique</i>	<i>résistance</i>	<i>coeff. Poisson</i>	<i>coeff. écr.</i>
$R_e = 450 \text{ MPa}$	$R_m = 904.2 \text{ MPa}$	$\nu = 0.400$	$n = 0.2$

Tab. 1 Données relatives au matériau

$$\frac{F}{S_0} = 600.0 \text{ MPa} \geq R_e \text{ (cas plastique)}$$

$$\alpha = \frac{1}{e} n \sqrt{\frac{F}{R_m S_0}}$$

STO * exp RCL 0. 0 4 9 7 4 4 2

Calcul des taux de déformation, cas plastique

- On reçoit un matériau recuit de caractéristiques connues.
 - Il faut calculer le taux de déformation réel d'une barre de section $S_0 = 150.0 \text{ mm}^2$ soumise à une force de traction de $F = 90 \text{ kN}$.

<i>limite élastique</i>	<i>résistance</i>	<i>coeff. Poisson</i>	<i>coeff. écr.</i>
$R_e = 450 \text{ MPa}$	$R_m = 904.2 \text{ MPa}$	$\nu = 0.400$	$n = 0.2$

Tab. 1 Données relatives au matériau

$$\frac{F}{S_0} = 600.0 \text{ MPa} \geq R_e \text{ (cas plastique)}$$

$$\alpha = \frac{1}{e} n \sqrt{\frac{F}{R_m S_0}}$$

STO * exp RCL 0. 0 4 9 7 4 4 3

Calcul des taux de déformation, cas plastique

- On reçoit un matériau recuit de caractéristiques connues.
 - Il faut calculer le taux de déformation réel d'une barre de section $S_0 = 150.0 \text{ mm}^2$ soumise à une force de traction de $F = 90 \text{ kN}$.

<i>limite élastique</i>	<i>résistance</i>	<i>coeff. Poisson</i>	<i>coeff. écr.</i>
$R_e = 450 \text{ MPa}$	$R_m = 904.2 \text{ MPa}$	$\nu = 0.400$	$n = 0.2$

Tab. 1 Données relatives au matériau

$$\frac{F}{S_0} = 600.0 \text{ MPa} \geq R_e \text{ (cas plastique)}$$

$$\alpha = \frac{1}{e} n \sqrt{\frac{F}{R_m S_0}}$$

STO * exp RCL 0. 0 4 9 7 4 4 3

Calcul des taux de déformation, cas plastique

- On reçoit un matériau recuit de caractéristiques connues.
 - Il faut calculer le taux de déformation réel d'une barre de section $S_0 = 150.0 \text{ mm}^2$ soumise à une force de traction de $F = 90 \text{ kN}$.

<i>limite élastique</i>	<i>résistance</i>	<i>coeff. Poisson</i>	<i>coeff. écr.</i>
$R_e = 450 \text{ MPa}$	$R_m = 904.2 \text{ MPa}$	$\nu = 0.400$	$n = 0.2$

Tab. 1 Données relatives au matériau

$$\frac{F}{S_0} = 600.0 \text{ MPa} \geq R_e \text{ (cas plastique)}$$

$$\alpha = \frac{1}{e} n \sqrt{\frac{F}{R_m S_0}}$$

STO * exp RCL 0. 0 4 9 7 4 4 3

Calcul des taux de déformation, cas plastique

- On reçoit un matériau recuit de caractéristiques connues.
 - Il faut calculer le taux de déformation réel d'une barre de section $S_0 = 150.0 \text{ mm}^2$ soumise à une force de traction de $F = 90 \text{ kN}$.

<i>limite élastique</i>	<i>résistance</i>	<i>coeff. Poisson</i>	<i>coeff. écr.</i>
$R_e = 450 \text{ MPa}$	$R_m = 904.2 \text{ MPa}$	$\nu = 0.400$	$n = 0.2$

Tab. 1 Données relatives au matériau

$$\frac{F}{S_0} = 600.0 \text{ MPa} \geq R_e \text{ (cas plastique)}$$

$$\alpha = \frac{1}{e} n \sqrt{\frac{F}{R_m S_0}}$$

STO * exp RCL 0. 0 4 9 7 4 4 3

Calcul des taux de déformation, cas plastique

- On reçoit un matériau recuit de caractéristiques connues.
 - Il faut calculer le taux de déformation réel d'une barre de section $S_0 = 150.0 \text{ mm}^2$ soumise à une force de traction de $F = 90 \text{ kN}$.

<i>limite élastique</i>	<i>résistance</i>	<i>coeff. Poisson</i>	<i>coeff. écr.</i>
$R_e = 450 \text{ MPa}$	$R_m = 904.2 \text{ MPa}$	$\nu = 0.400$	$n = 0.2$

Tab. 1 Données relatives au matériau

$$\frac{F}{S_0} = 600.0 \text{ MPa} \geq R_e \text{ (cas plastique)}$$

$$\alpha = \frac{1}{e} n \sqrt{\frac{F}{R_m S_0}}$$

STO * exp RCL 0. 0 4 9 7 4 4 3

Calcul des taux de déformation, cas plastique

- On reçoit un matériau recuit de caractéristiques connues.
 - Il faut calculer le taux de déformation réel d'une barre de section $S_0 = 150.0 \text{ mm}^2$ soumise à une force de traction de $F = 90 \text{ kN}$.

<i>limite élastique</i>	<i>résistance</i>	<i>coeff. Poisson</i>	<i>coeff. écr.</i>
$R_e = 450 \text{ MPa}$	$R_m = 904.2 \text{ MPa}$	$\nu = 0.400$	$n = 0.2$

Tab. 1 Données relatives au matériau

$$\frac{F}{S_0} = 600.0 \text{ MPa} \geq R_e \text{ (cas plastique)}$$

$$\alpha = \frac{1}{e} n \sqrt{\frac{F}{R_m S_0}}$$

STO * exp RCL 0. 0 4 9 7 4 4 3 → \bar{x}

Calcul des taux de déformation, cas plastique

- On reçoit un matériau recuit de caractéristiques connues.
 - Il faut calculer le taux de déformation réel d'une barre de section $S_0 = 150.0 \text{ mm}^2$ soumise à une force de traction de $F = 90 \text{ kN}$.

<i>limite élastique</i>	<i>résistance</i>	<i>coeff. Poisson</i>	<i>coeff. écr.</i>
$R_e = 450 \text{ MPa}$	$R_m = 904.2 \text{ MPa}$	$\nu = 0.400$	$n = 0.2$

Tab. 1 Données relatives au matériau

$$\frac{F}{S_0} = 600.0 \text{ MPa} \geq R_e \text{ (cas plastique)}$$

$$\alpha = \frac{1}{e} n \sqrt{\frac{F}{R_m S_0}}$$

STO * exp RCL 0. 0 4 9 7 4 4 3 $\longrightarrow \bar{x}$

$$\downarrow \varepsilon = n\bar{x}$$

Calcul des taux de déformation, cas plastique

- On reçoit un matériau recuit de caractéristiques connues.
 - Il faut calculer le taux de déformation réel d'une barre de section $S_0 = 150.0 \text{ mm}^2$ soumise à une force de traction de $F = 90 \text{ kN}$.

<i>limite élastique</i>	<i>résistance</i>	<i>coeff. Poisson</i>	<i>coeff. écr.</i>
$R_e = 450 \text{ MPa}$	$R_m = 904.2 \text{ MPa}$	$\nu = 0.400$	$n = 0.2$

Tab. 1 Données relatives au matériau

$$\frac{F}{S_0} = 600.0 \text{ MPa} \geq R_e \text{ (cas plastique)}$$

$$\alpha = \frac{1}{e} n \sqrt{\frac{F}{R_m S_0}}$$

STO * exp RCL 0. 0 4 9 7 4 4 3 $\longrightarrow \bar{x}$

$$\downarrow \varepsilon = n\bar{x}$$

$$\varepsilon = 0.0099488$$

Calcul des taux de déformation, cas plastique

- On reçoit un matériau recuit de caractéristiques connues.
 - Il faut calculer le taux de déformation réel d'une barre de section $S_0 = 150.0 \text{ mm}^2$ soumise à une force de traction de $F = 90 \text{ kN}$.

<i>limite élastique</i>	<i>résistance</i>	<i>coeff. Poisson</i>	<i>coeff. écr.</i>
$R_e = 450 \text{ MPa}$	$R_m = 904.2 \text{ MPa}$	$\nu = 0.400$	$n = 0.2$

Tab. 1 Données relatives au matériau

$$\frac{F}{S_0} = 600.0 \text{ MPa} \geq R_e \text{ (cas plastique)}$$

$$\alpha = \frac{1}{e} n \sqrt{\frac{F}{R_m S_0}}$$

STO * exp RCL 0. 0 4 9 7 4 4 3 → \bar{x}

$$\downarrow \varepsilon = n\bar{x}$$

$$\varepsilon = 0.0099488$$

Calcul des taux de déformation, cas plastique

- On reçoit un matériau recuit de caractéristiques connues.
 - Il faut calculer le taux de déformation réel d'une barre de section $S_0 = 150.0 \text{ mm}^2$ soumise à une force de traction de $F = 90 \text{ kN}$.

<i>limite élastique</i>	<i>résistance</i>	<i>coeff. Poisson</i>	<i>coeff. écr.</i>
$R_e = 450 \text{ MPa}$	$R_m = 904.2 \text{ MPa}$	$\nu = 0.400$	$n = 0.2$

Tab. 1 Données relatives au matériau

$$\frac{F}{S_0} = 600.0 \text{ MPa} \geq R_e \text{ (cas plastique)}$$

$$\alpha = \frac{1}{e} n \sqrt{\frac{F}{R_m S_0}}$$

STO * exp RCL 0. 0 4 9 7 4 4 3 $\longrightarrow \bar{x}$

$$\downarrow \varepsilon = n\bar{x}$$

$$\varepsilon = 0.0099488$$

← retour

Résistance et contrainte ultime

- Dans le cas d'un matériau fragile, la différence entre la résistance et la contrainte de traction ultime est moindre. On a généralement que $R_m \simeq \sigma_{ult}$.

σ, R, Pa

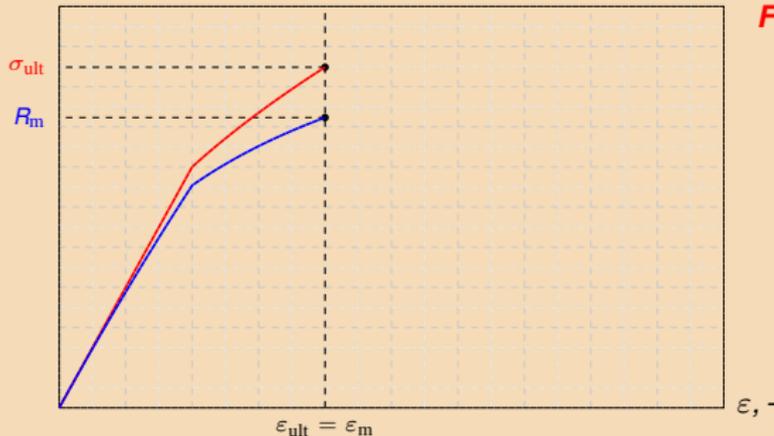


Fig. courbes de traction, matériau fragile

- N.B. Pour évaluer la tenue des matériaux sous charge externes, la valeur à utiliser pour la résistance ultime à la traction (UTS) est R_m .

Résistance et contrainte ultime

- Dans le cas d'un matériau fragile, la différence entre la résistance et la contrainte de traction ultime est moindre. On a généralement que $R_m \simeq \sigma_{ult}$.

σ, R, Pa

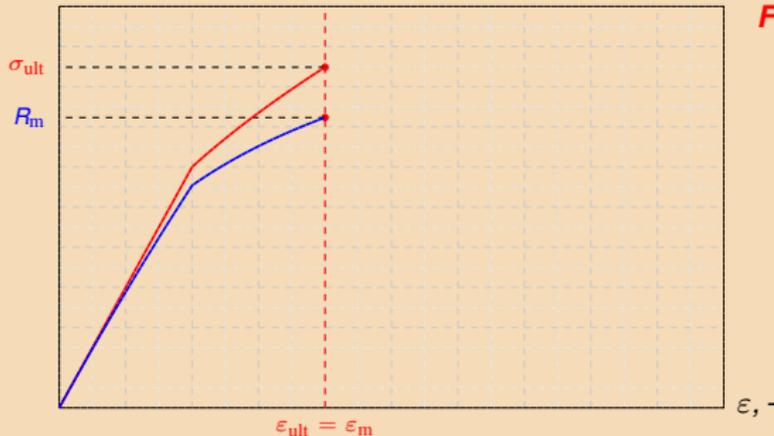


Fig. courbes de traction, matériau fragile

- *N.B. Pour évaluer la tenue des matériaux sous charge externes, la valeur à utiliser pour la résistance ultime à la traction (UTS) est R_m .*

Résistance et contrainte ultime

- Dans le cas d'un matériau fragile, la différence entre la résistance et la contrainte de traction ultime est moindre. On a généralement que $R_m \simeq \sigma_{ult}$.

σ, R, Pa

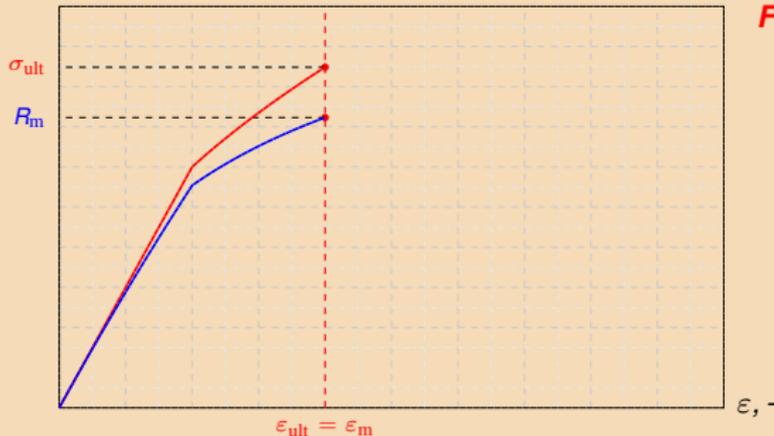


Fig. courbes de traction, matériau fragile

- *N.B.* Pour évaluer la tenue des matériaux sous charge externes, la valeur à utiliser pour la résistance ultime à la traction (UTS) est R_m , car le calcul des forces se fait généralement par rapport au gauchissement initial non élastique.

Résistance et contrainte ultime

- Dans le cas d'un matériau fragile, la différence entre la résistance et la contrainte de traction ultime est moindre. On a généralement que $R_m \simeq \sigma_{ult}$.

σ, R, Pa

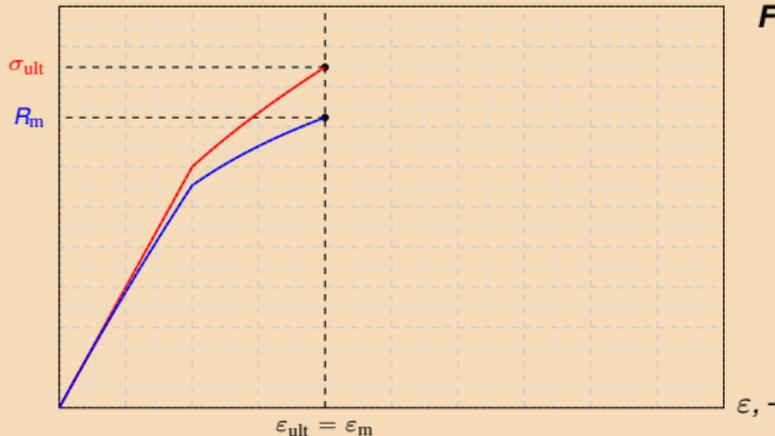


Fig. courbes de traction, matériau fragile

- **N.B.** Pour évaluer la tenue des matériaux sous charge externes, la valeur à utiliser pour la **résistance ultime à la traction (UTS)** est R_m , car le calcul des forces se fait (généralement) par rapport à la **géométrie initiale non déformée**.

Résistance et contrainte ultime

- Dans le cas d'un matériau fragile, la différence entre la résistance et la contrainte de traction ultime est moindre. On a généralement que $R_m \simeq \sigma_{ult}$.

σ, R, Pa

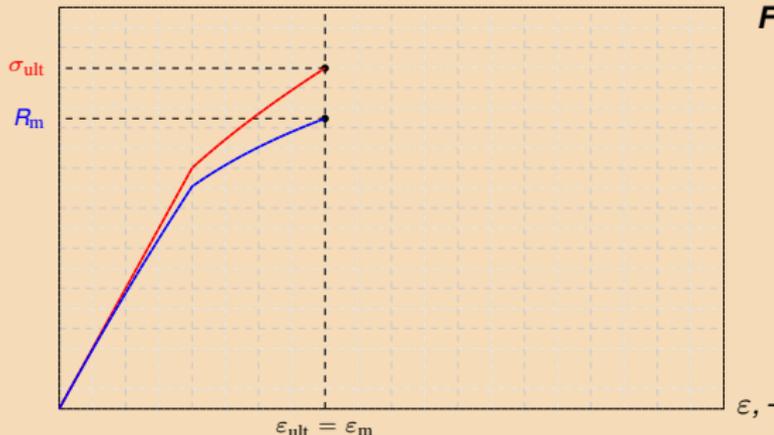


Fig. courbes de traction, matériau fragile

- **N.B.** Pour évaluer la tenue des matériaux sous charge externes, la valeur à utiliser pour la **résistance ultime à la traction (UTS)** est R_m , car le calcul des forces se fait (généralement) par rapport à la **géométrie initiale non déformée**.

Résistance et contrainte ultime

- Dans le cas d'un matériau fragile, la différence entre la résistance et la contrainte de traction ultime est moindre. On a généralement que $R_m \simeq \sigma_{ult}$.

σ, R, Pa

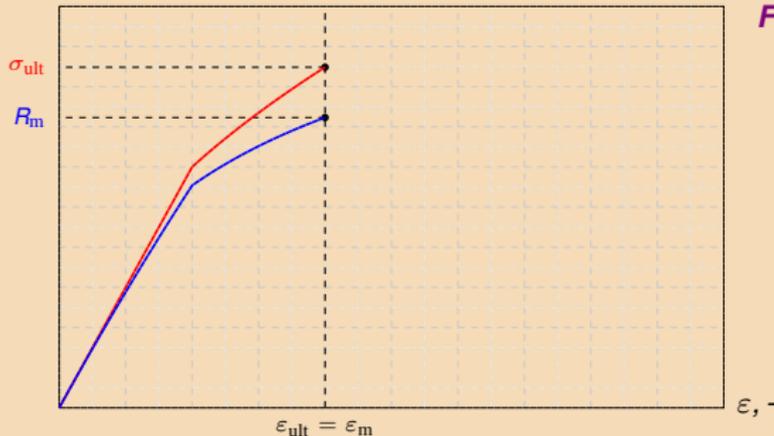
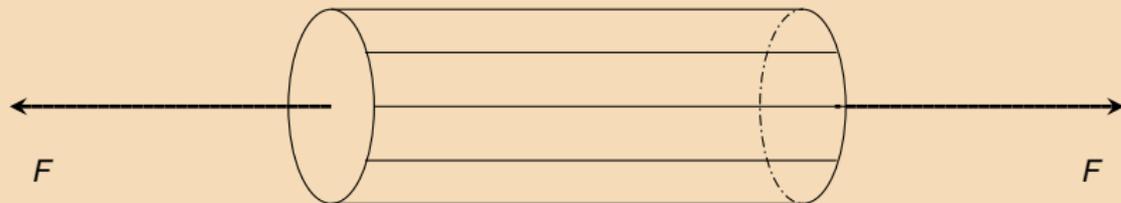


Fig. courbes de traction, matériau fragile

- **N.B.** Pour évaluer la tenue des matériaux sous charge externes, la valeur à utiliser pour la **résistance ultime à la traction (UTS)** est R_m , car le calcul des forces se fait (généralement) par rapport à la **géométrie initiale non déformée**.

← retour

Episode de traction (allongement dl de l'échantillon)

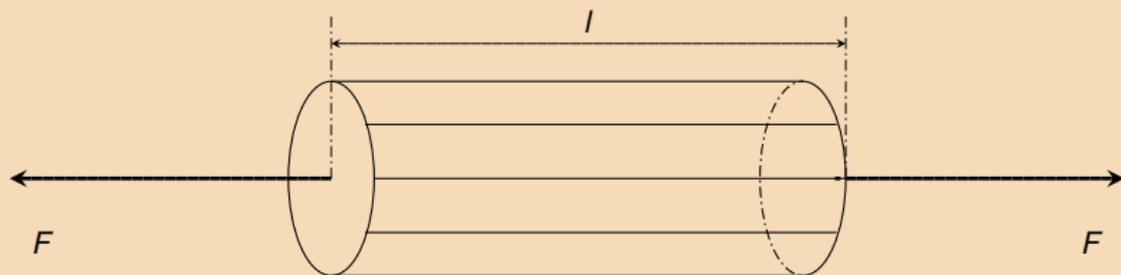


- *Le travail effectué vaut*

$$dA = F \frac{dl}{2} + F \frac{dl}{2}$$

- *Comme $SI =$*

Episode de traction (allongement dl de l'échantillon)

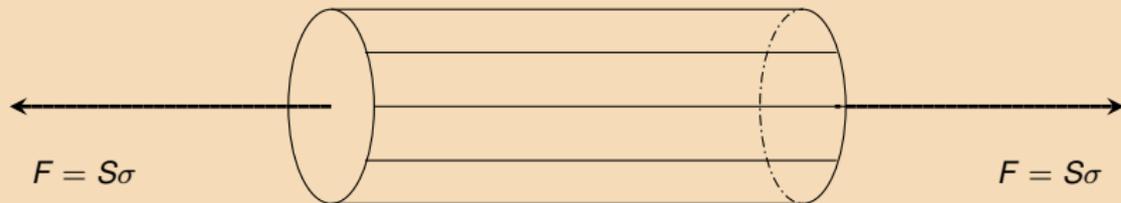


- *Le travail effectué vaut*

$$dA = F \frac{dl}{2} + F \frac{dl}{2}$$

- *Comme $Sl =$*

Episode de traction (allongement dl de l'échantillon)

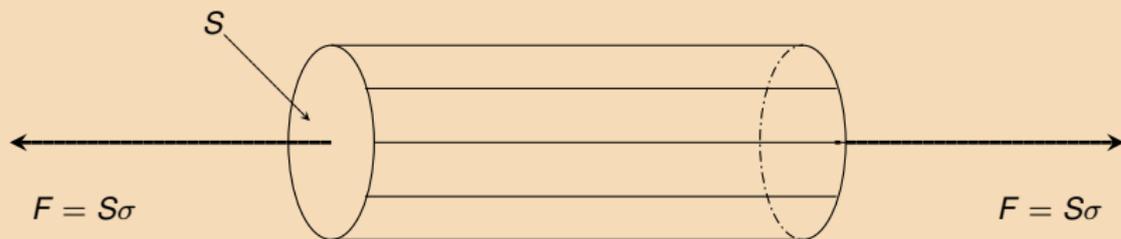


- *Le travail effectué vaut*

$$dA = F \frac{dl}{2} + F \frac{dl}{2}$$

- *Comme $SI =$*

Episode de traction (allongement dl de l'échantillon)

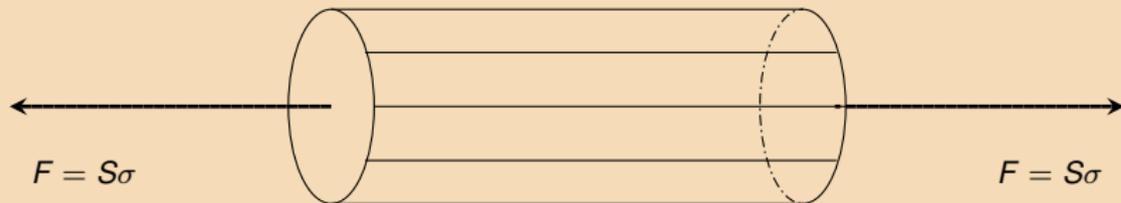


- *Le travail effectué vaut*

$$dA = F \frac{dl}{2} + F \frac{dl}{2}$$

- *Comme $Sl =$*

Episode de traction (allongement dl de l'échantillon)

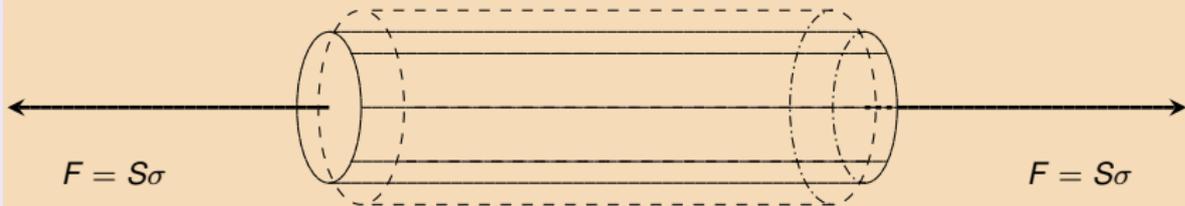


- *Le travail effectué vaut*

$$dA = F \frac{dl}{2} + F \frac{dl}{2}$$

- *Comme $Sl =$*

Episode de traction (allongement dl de l'échantillon)

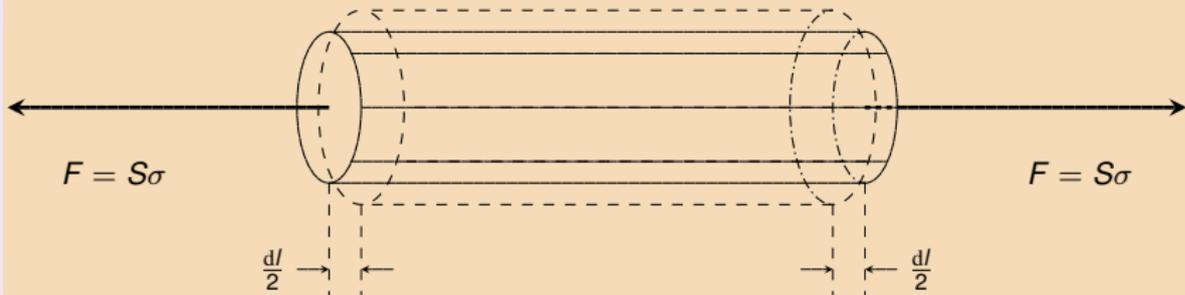


- *Le travail effectué vaut*

$$dA = F \frac{dl}{2} + F \frac{dl}{2} = F dl$$

- *Comme $Sl =$*

Episode de traction (allongement $d l$ de l'échantillon)

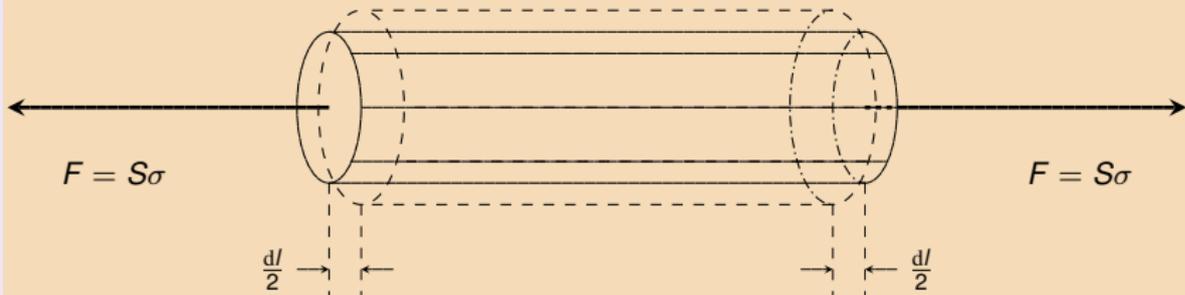


- *Le travail effectué vaut*

$$dA = F \frac{d l}{2} + F \frac{d l}{2} = F d l$$

- *Comme $S l =$*

Episode de traction (allongement $d l$ de l'échantillon)

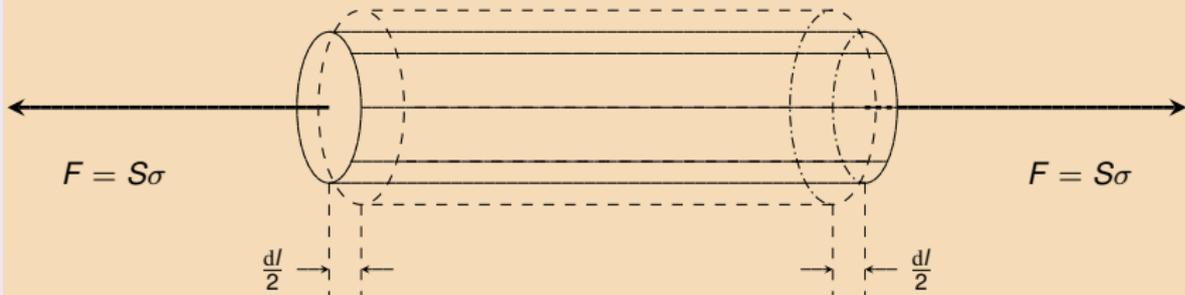


- *Le travail effectué vaut*

$$dA = F \frac{d l}{2} + F \frac{d l}{2} = F d l = S \sigma d l$$

- *Comme $S l =$*

Episode de traction (allongement $d l$ de l'échantillon)



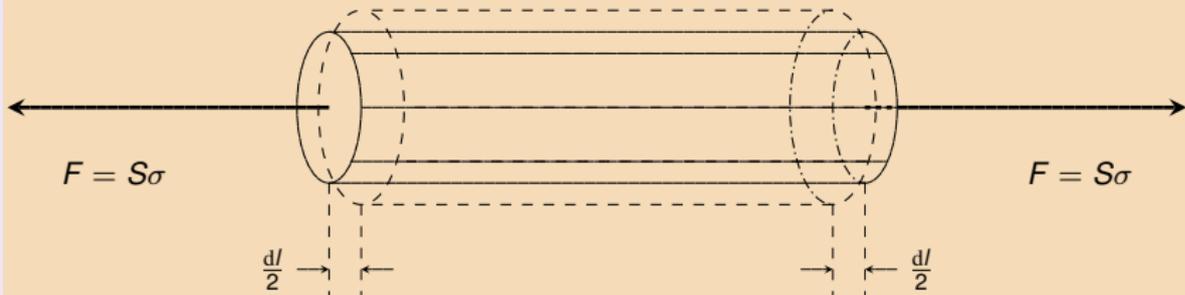
- Le travail effectué vaut

$$dA = F \frac{dl}{2} + F \frac{dl}{2} = F dl = S \sigma dl$$

- Comme $S l =$

Facorisation de F

Episode de traction (allongement $d l$ de l'échantillon)



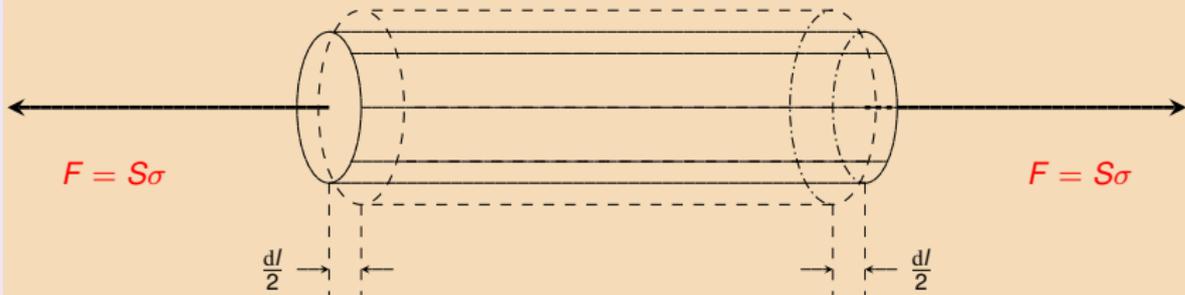
- *Le travail effectué vaut*

$$dA = F \frac{d l}{2} + F \frac{d l}{2} = F d l = S \sigma d l$$

- *Comme $S l =$*

Facorisation de F

Episode de traction (allongement $d l$ de l'échantillon)



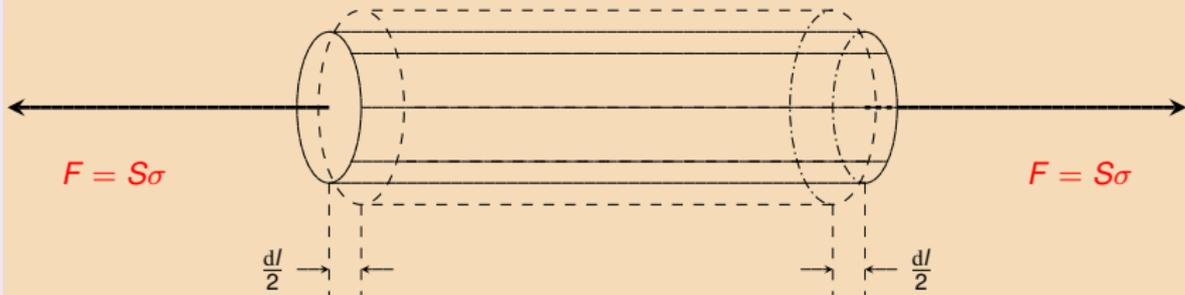
- *Le travail effectué vaut*

$$dA = F \frac{d l}{2} + F \frac{d l}{2} = F d l = S \sigma d l$$

- *Comme $S l =$*

Identification de F

Episode de traction (allongement dl de l'échantillon)



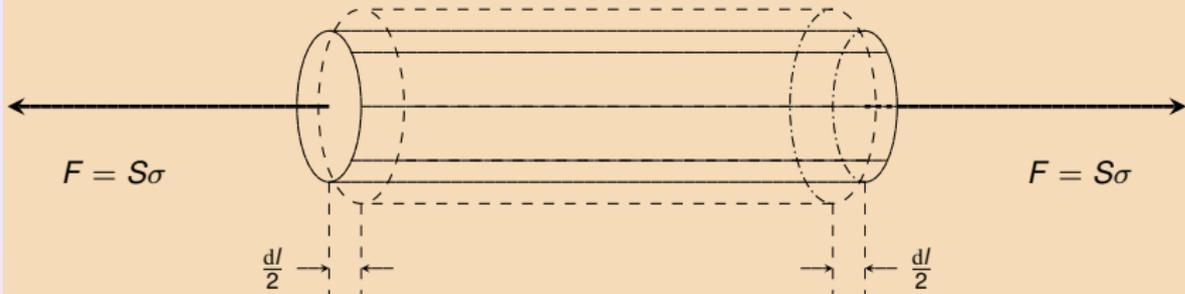
- Le travail effectué vaut

$$dA = F \frac{dl}{2} + F \frac{dl}{2} = F dl = S \sigma dl = S l \sigma \frac{dl}{l}$$

- Comme $Sl =$

Identification de F

Episode de traction (allongement dl de l'échantillon)



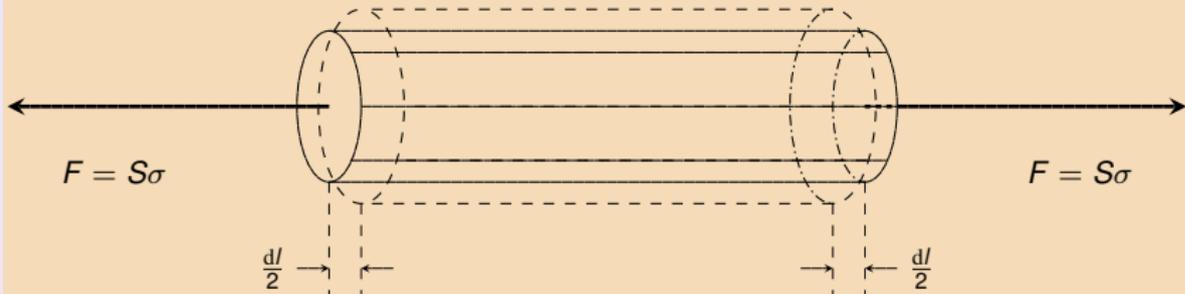
- *Le travail effectué vaut*

$$dA = F \frac{dl}{2} + F \frac{dl}{2} = F dl = S\sigma dl = S l \sigma \frac{dl}{l}$$

- *Comme $S l =$*

Remplacer l'incrément de longueur dl par l'incrément de déformation $d\varepsilon$

Episode de traction (allongement dl de l'échantillon)



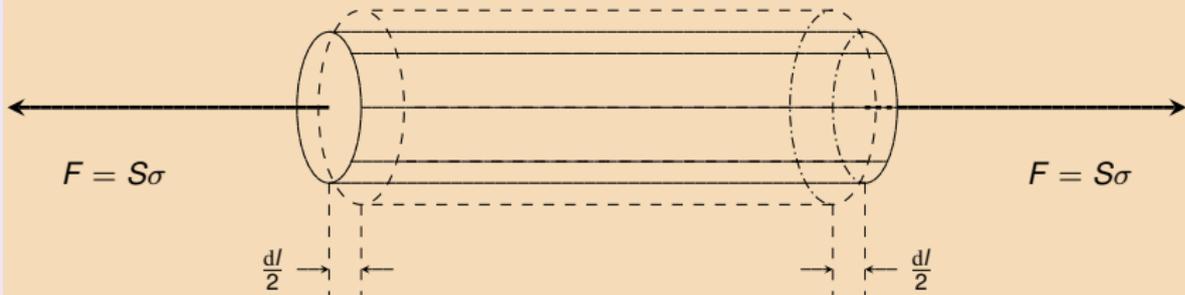
- Le travail effectué vaut

$$dA = F \frac{dl}{2} + F \frac{dl}{2} = Fdl = S\sigma dl = S l \sigma \frac{dl}{l}$$

- Comme $S l = V$

Remplacer l'incrément de longueur dl par l'incrément de déformation $d\varepsilon$

Episode de traction (allongement dl de l'échantillon)



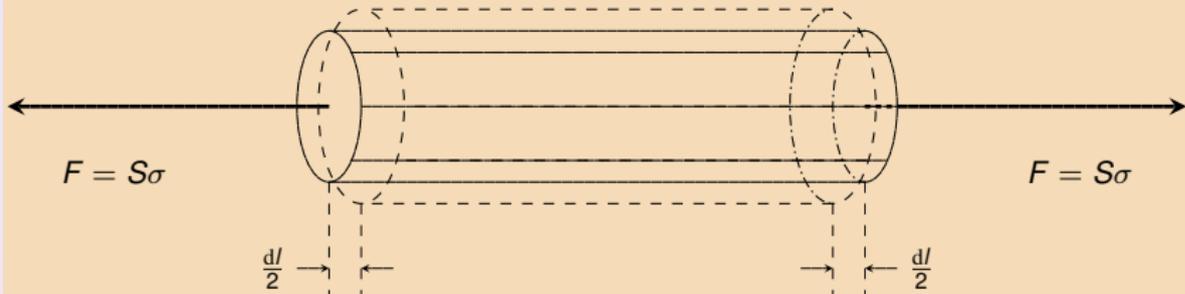
- Le travail effectué vaut

$$dA = F \frac{dl}{2} + F \frac{dl}{2} = F dl = S\sigma dl = S l \sigma \frac{dl}{l}$$

- Comme $S l = V$ et que $\frac{dl}{l} = \dots$,

Remplacer l'incrément de longueur dl par l'incrément de déformation $d\varepsilon$

Episode de traction (allongement dl de l'échantillon)



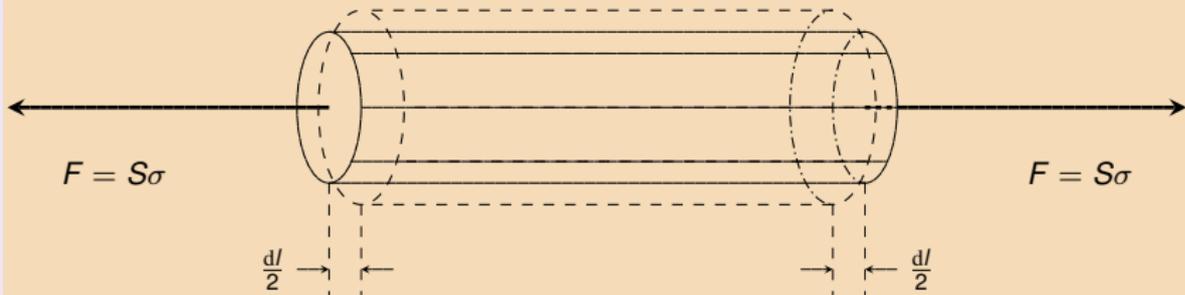
- Le travail effectué vaut

$$dA = F \frac{dl}{2} + F \frac{dl}{2} = F dl = S \sigma dl = S l \sigma \frac{dl}{l}$$

- Comme $S l = V$ et que $\frac{dl}{l} = d\varepsilon$,

Remplacer l'incrément de longueur dl par l'incrément de déformation $d\varepsilon$

Episode de traction (allongement dl de l'échantillon)



- Le travail effectué vaut

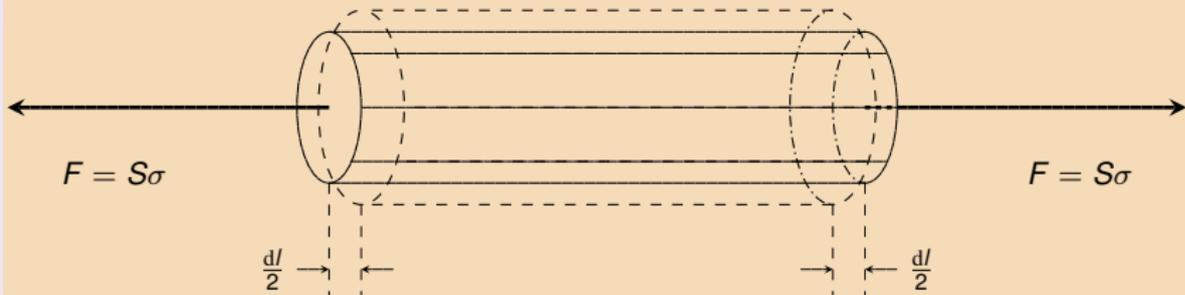
$$dA = F \frac{dl}{2} + F \frac{dl}{2} = F dl = S \sigma dl = S l \sigma \frac{dl}{l}$$

- Comme $S l = V$ et que $\frac{dl}{l} = d\varepsilon$, on conclut que

$$dA = V \sigma d\varepsilon$$

Remplacer l'incrément de longueur dl par l'incrément de déformation $d\varepsilon$

Episode de traction (allongement dl de l'échantillon)



- Le travail effectué vaut

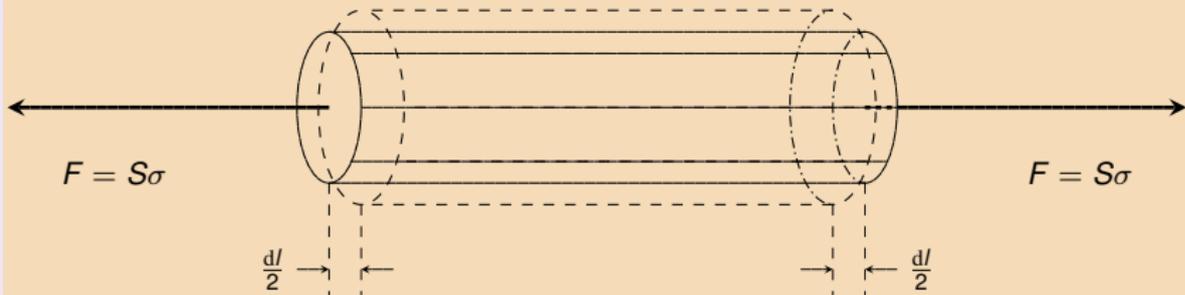
$$dA = F \frac{dl}{2} + F \frac{dl}{2} = F dl = S\sigma dl = S l \sigma \frac{dl}{l}$$

- Comme $S l = V$ et que $\frac{dl}{l} = d\epsilon$, on conclut que

$$dA = V \sigma d\epsilon$$

Remplacer l'incrément de longueur dl par l'incrément de déformation $d\epsilon$

Episode de traction (allongement dl de l'échantillon)



- Le travail effectué vaut

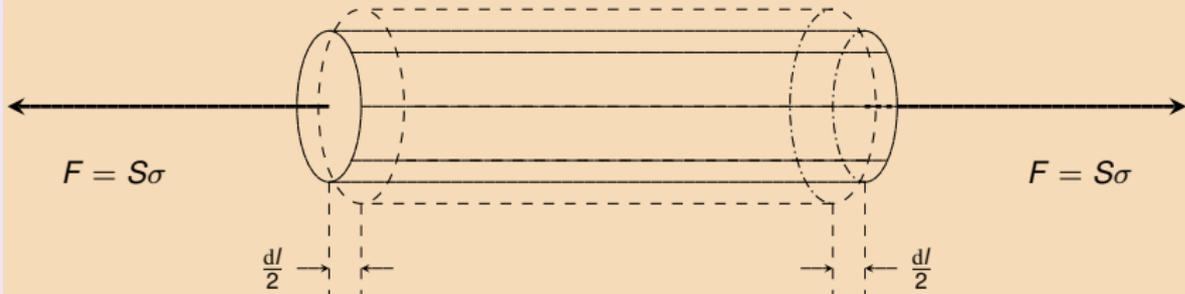
$$dA = F \frac{dl}{2} + F \frac{dl}{2} = Fdl = S\sigma dl = S\sigma \frac{dl}{l}$$

- Comme $S l = V$ et que $\frac{dl}{l} = d\epsilon$, on conclut que

$$dA = V\sigma d\epsilon$$

Remplacer l'increment de longueur dl par l'incrément de déformation $d\epsilon$

Episode de traction (allongement dl de l'échantillon)



- *Le travail effectué vaut*

$$dA = F \frac{dl}{2} + F \frac{dl}{2} = Fdl = S\sigma dl = Sl\sigma \frac{dl}{l}$$

- *Comme $Sl = V$ et que $\frac{dl}{l} = d\varepsilon$, on conclut que*

$$dA = V\sigma d\varepsilon$$

Energie spécifique et courbe de traction réelle

- L'énergie spécifique de déformation $\eta = \int_0^{\varepsilon_f} \sigma d\varepsilon$, s'interprète comme l'aire sous la courbe de traction réelle.

Energie spécifique et courbe de traction réelle

- L'énergie spécifique de déformation $\eta = \int_0^{\epsilon_f} \sigma d\epsilon$, s'interprète comme l'aire sous la courbe de traction réelle.

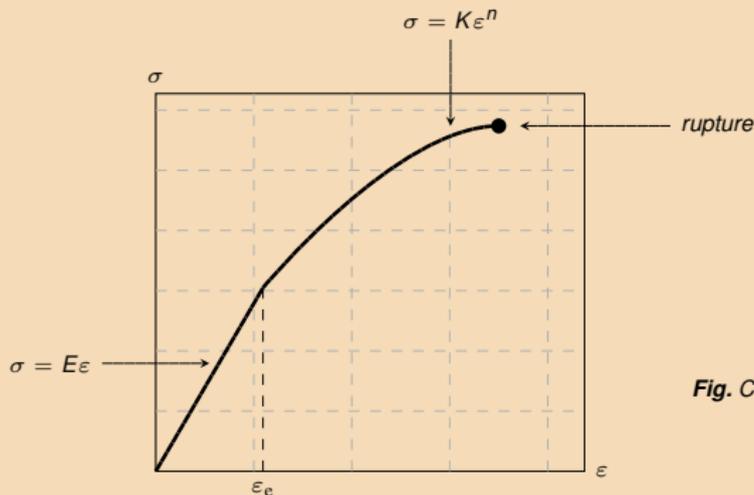


Fig. Courbe de traction réelle

Energie spécifique et courbe de traction réelle

- L'énergie spécifique de déformation $\eta = \int_0^{\epsilon_f} \sigma d\epsilon$, s'interprète comme l'aire sous la courbe de traction réelle.

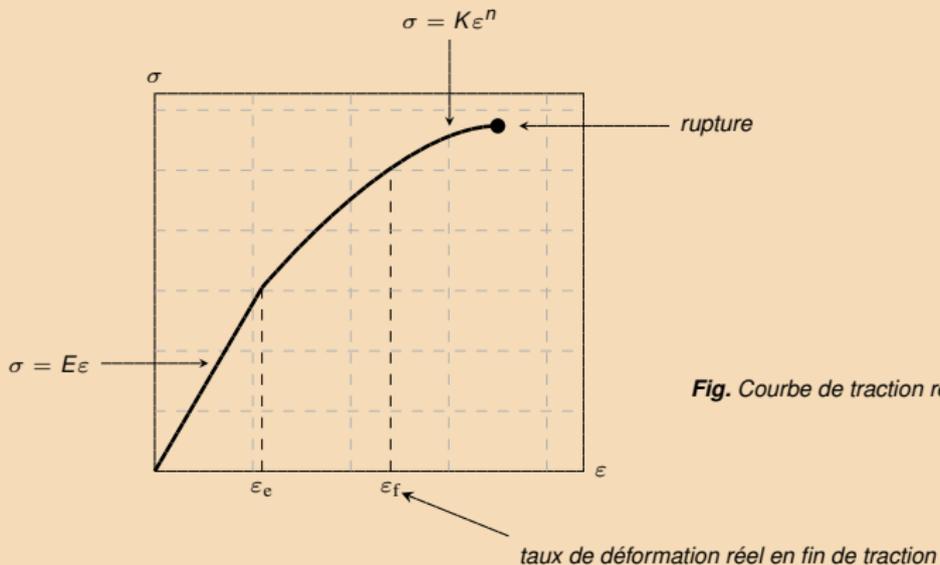


Fig. Courbe de traction réelle

Energie spécifique et courbe de traction réelle

- L'énergie spécifique de déformation $\eta = \int_0^{\epsilon_f} \sigma d\epsilon$, s'interprète comme l'aire sous la courbe de traction réelle.

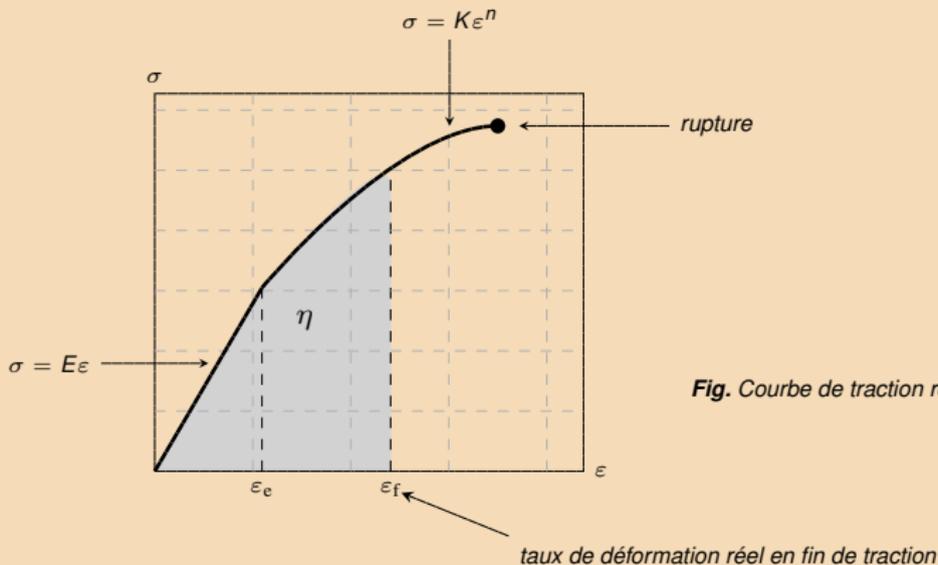


Fig. Courbe de traction réelle

Energie spécifique et courbe de traction réelle

- L'énergie spécifique de déformation $\eta = \int_0^{\epsilon_f} \sigma d\epsilon$, s'interprète comme l'aire sous la courbe de traction réelle.

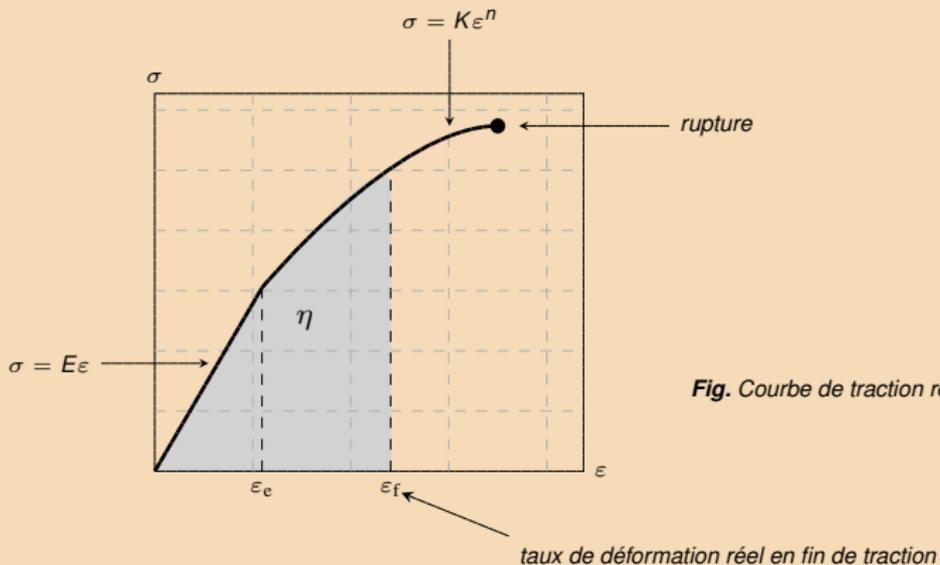


Fig. Courbe de traction réelle

◀ retour

Theorie du flambage

- L'état de déformation d'un échantillon de compression (longueur l_0 , section S_0) est en principe un état de compression uniforme :



- Si le rapport entre la contrainte nominale $R = \frac{F}{S_0}$ et le module d'Young E de la matière passe au-dessus d'un seuil :

$$\frac{R}{E} \geq \frac{S_0}{4\pi l_0^2}$$

alors il existe d'autres configurations d'équilibre, correspondant à des déformations non uniformes.

- On appelle **flambage** la bifurcation vers ces nouveaux états de déformation.

Theorie du flambage

- L'état de déformation d'un échantillon de compression (longueur l_0 , section S_0) est en principe un état de compression uniforme :



- Si le rapport entre la contrainte nominale $R = \frac{F}{S_0}$ et le module d'Young E de la matière passe au-dessus d'un seuil :

$$\frac{R}{E} \geq \frac{S_0}{4\pi l_0^2}$$

alors il existe d'autres configurations d'équilibre, impliquant (par exemple) des flexions



- On appelle **flambage** la bifurcation vers ces nouveaux états de déformation.

Theorie du flambage

- L'état de déformation d'un échantillon de compression (longueur l_0 , section S_0) est en principe un état de compression uniforme :



- Si le rapport entre la contrainte nominale $R = \frac{F}{S_0}$ et le module d'Young E de la matière passe au-dessus d'un seuil :

$$\frac{R}{E} \geq \frac{S_0}{4\pi l_0^2}$$

alors il existe d'autres configurations d'équilibre, impliquant (par exemple) des flexions



- On appelle **flambage** la bifurcation vers ces nouveaux états de déformation.

Theorie du flambage

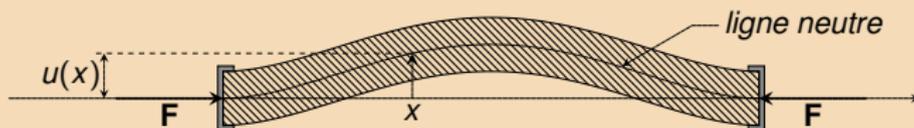
- L'état de déformation d'un échantillon de compression (longueur l_0 , section S_0) est en principe un état de compression uniforme :



- Si le rapport entre la contrainte nominale $R = \frac{F}{S_0}$ et le module d'Young E de la matière passe au-dessus d'un seuil :

$$\frac{R}{E} \geq \frac{S_0}{4\pi I_0^2}$$

alors il existe d'autres configurations d'équilibre, impliquant (par exemple) des flexions



- On appelle **flambage** la bifurcation vers ces nouveaux états de déformation.

Theorie du flambage

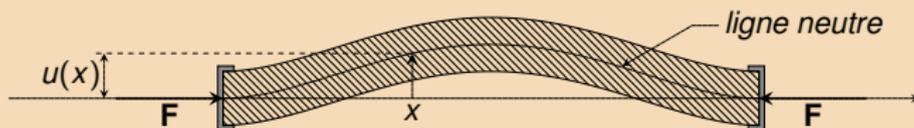
- L'état de déformation d'un échantillon de compression (longueur l_0 , section S_0) est en principe un état de compression uniforme :



- Si le rapport entre la contrainte nominale $R = \frac{F}{S_0}$ et le module d'Young E de la matière passe au-dessus d'un seuil :

$$\frac{R}{E} \geq \frac{S_0}{4\pi I_0^2}$$

alors il existe d'autres configurations d'équilibre, impliquant (par exemple) des flexions



- On appelle **flambage** la bifurcation vers ces nouveaux états de déformation.

Matériau résistant, matériau tenace

Matériau résistant

- *ne pourra être mis en forme qu'en déployant une force importante,*

Matériau tenace

- *ne pourra être mis en forme qu'en dépensant beaucoup d'énergie,*

Matériau résistant, matériau tenace

Matériau résistant

- *ne pourra être mis en forme qu'en déployant une force importante,*

Matériau tenace

- *ne pourra être mis en forme qu'en dépensant beaucoup d'énergie,*



Matériau résistant, matériau tenace

Matériau résistant

- ne pourra être mis en forme qu'en déployant une force importante,



Matériau tenace

- ne pourra être mis en forme qu'en dépensant beaucoup d'énergie,



← retour

Propriétés mécaniques de quelques matériaux

Matériau	R_m [MPa]	R_e [MPa]	E [GPa]	ν	ϵ_{ult}
Acier ordinaire	300/1100	200/900	210	0.3	0.17
Acier hautes carac.	1100/1800	1000/1700	210	0.3	-
Acier inox. aust.	-	180/240	195	0.3	0.4
Alliages aluminium	200/600	100/500	70	0.34	0.05/0.30
Titane	650	500	110	0.34	0.35/0.55
Cuivre (forgé)	215/930	49/420	115/132	0.31	0.015/0.55
Laiton	159/896	69/683	97/115	0.33	0.03/0.68
Bronze	96/1010	69/793	41/137	0.31	0/0.7

Données physiques

Matériau	<i>n</i>
Acier doux (0.05%C)	0.26
Acier à haute résistance (SAE 4340)	0.15
Acier trempé et recuit (0.6%C)	0.15
Laiton recuit (70Cu/30Zn)	0.49
Laiton déformé à froid (70Cu/30Zn)	0.19
Nickel recuit	0.43
Nickel déformé à froid	0.07
Aluminium recuit	0.15

← retour

Données physiques

Matériau	<i>n</i>
Acier doux (0.05%C)	0.26
Acier à haute résistance (SAE 4340)	0.15
Acier trempé et recuit (0.6%C)	0.15
Laiton recuit (70Cu/30Zn)	0.49
Laiton déformé à froid (70Cu/30Zn)	0.19
Nickel recuit	0.43
Nickel déformé à froid	0.07
Aluminium recuit	0.15

← retour

Données physiques

Matériau	<i>n</i>
Acier doux (0.05%C)	0.26
Acier à haute résistance (SAE 4340)	0.15
Acier trempé et recuit (0.6%C)	0.15
Laiton recuit (70Cu/30Zn)	0.49
Laiton déformé à froid (70Cu/30Zn)	0.19
Nickel recuit	0.43
Nickel déformé à froid	0.07
Aluminium recuit	0.15

← retour

Données physiques

Matériau	τ_S (ou τ_{ult}), MPa
Fer	370
Acier (0.13%C)	480
Acier (Ni-Cr-V)	690
Acier (austénitique inoxydable)	630
Nickel	420
Cuivre (recuit)	250
Cuivre (travaillé à froid)	270
Laiton (70Cu/30Zn)	370
Aluminium	97
Magnésium	125
Plomb	36

◀ retour