Procédés de Fabrication I - IGI Chapitre 2. Propriétés Mécaniques des Matériaux

22 septembre 2023

- 1. Introduction
- 2. Description de l'expérience de traction uniaxiale

- 3. La contrainte en fonction de l'allongement
- 4. Le coefficient d'écrouissage
- 5. Décharge et relaxation

2.1.1 Généralités

Observation

Dans la plupart des procédés, la mise en forme de la matière première est basée sur les déformations plastiques. Exemple :

- · formage des métaux : laminage, forgeage, extrusion, étirage,
- · formage des feuilles : pliage, emboutissage, découpage,
- procédés de coupe (fraisage, perçage, décolletage).

2.1.1 Généralités

Observation

Dans la plupart des procédés, la mise en forme de la matière première est basée sur les déformations plastiques. Exemple :

- formage des métaux : laminage, forgeage, extrusion, étirage,
- · formage des feuilles : pliage, emboutissage, découpage,
- procédés de coupe (fraisage, perçage, décolletage).

Conséquence

La planification puis l'optimisation des procédés de production cités plus haut est essentiellement conditionnée par les **propriétés mécaniques** du matériau à usiner.

2.1.1 Généralités

Observation

Dans la plupart des procédés, la mise en forme de la matière première est basée sur les déformations plastiques. Exemple :

- · formage des métaux : laminage, forgeage, extrusion, étirage,
- · formage des feuilles : pliage, emboutissage, découpage,
- procédés de coupe (fraisage, perçage, décolletage).

Conséquence

La planification puis l'optimisation des procédés de production cités plus haut est essentiellement conditionnée par les **propriétés mécaniques** du matériau à usiner.

Remarque

Il existe d'autre 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.

Principales propriétés mécaniques :

Nom	Symbole	Unité
Le module d'élasticité	E	[GPa]
Le coefficient de Poisson	ν	[-]
Le coefficient d'écrouissage	n	[-]
Le module d'écrouissage	К	[MPa]
La limite élastique	Re	[MPa]
La résistance à la traction	R _m	[MPa]
Le taux de déformation réel à la rupture	$\varepsilon_{ m ult}$	[—]
La dureté	HB, HV, HK	[kg/mm ²]

Principales propriétés mécaniques :

Nom	Symbole	Unité
Le module d'élasticité	E	[GPa]
Le coefficient de Poisson	ν	[-]
Le coefficient d'écrouissage	n	[-]
Le module d'écrouissage	К	[MPa]
La limite élastique	Re	[MPa]
La résistance à la traction	R _m	[MPa]
Le taux de déformation réel à la rupture	$\varepsilon_{ m ult}$	[-]
La dureté	HB, HV, HK	$[kg/mm^2]$

Dictionnaire anglais

Principales propriétés mécaniques :

Nom	Symbole	Unité
Le module d'élasticité	E	[GPa]
Le coefficient de Poisson	ν	[-]
Le coefficient d'écrouissage	n	[-]
Le module d'écrouissage	К	[MPa]
La limite élastique	Re	[MPa]
La résistance à la traction	R _m	[MPa]
Le taux de déformation réel à la rupture	$\varepsilon_{ m ult}$	[—]
La dureté	HB, HV, HK	[kg/mm ²]

L'expérience de traction uniaxiale



- Durant un épisode de déformation la force passe de la valeur F' à la valeur F' + dF' et la barre s'allonge d'une quantité dl'.
- La somme des accroissements relatifs sur toute l'expérience (de F' = 0 à F' = F) est une caractéristique importante de l'état de déformation de la barre.



L'expérience de traction uniaxiale



On applique de façon quasi statique une force d'amplitude croissante.

- Durant un épisode de déformation la force passe de la valeur F' à la valeur F' + dF' et la barre s'allonge d'une quantité dl'.
- La somme des accroissements relatifs sur toute l'expérience (de F' = 0 à F' = F) est une caractéristique importante de l'état de déformation de la barre.



L'expérience de traction uniaxiale



On applique de façon quasi statique une force d'amplitude croissante.

- Durant un épisode de déformation la force passe de la valeur F' à la valeur F' + dF' et la barre s'allonge d'une quantité dl'.
- La somme des accroissements relatifs sur toute l'expérience (de F' = 0 à F' = F) est une caractéristique importante de l'état de déformation de la barre.





On applique de façon quasi statique une force d'amplitude croissante.

- Durant un épisode de déformation la force passe de la valeur F' à la valeur F' + dF' et la barre s'allonge d'une quantité dl'.
- La somme des accroissements relatifs sur toute l'expérience (de F' = 0 à F' = F) est une caractéristique importante de l'état de déformation de la barre.







On applique de façon quasi statique une force d'amplitude croissante.

- Durant un épisode de déformation la force passe de la valeur F' à la valeur F' + dF' et la barre s'allonge d'une quantité dl'. Le rapport d' // joue un rôle cructal. On l'appelle accroissement relatif de longueur
- La somme des accroissements relatifs sur toute l'expérience (de F' = 0 à F' = F) est une caractéristique importante de l'état de déformation de la barre.





On applique de façon quasi statique une force d'amplitude croissante.

- Durant un épisode de déformation la force passe de la valeur F' à la valeur F' + dF' et la barre s'allonge d'une quantité dl'. Le rapport dl' / l' joue un rôle crucial. On l'appelle accroissement relatif de longueur
- La somme des accroissements relatifs sur toute l'expérience (de F' = 0 à F' = F) est une caractéristique importante de l'état de déformation de la barre.

F'



On applique de façon quasi statique une force d'amplitude croissante.

 Durant un épisode de déformation la force passe de la valeur F' à la valeur F' + dF' et la barre s'allonge d'une quantité dl'. Le rapport dl'/l' joue un rôle crucial. On l'appelle accroissement relatif de longueur

 La somme des accroissements relatifs sur toute l'expérience (de F' = 0 à F' = F) est une caractéristique importante de l'état de déformation de la barre.

✤ accroissement relatif aux tableaux



On applique de façon quasi statique une force d'amplitude croissante.

 Durant un épisode de déformation la force passe de la valeur F' à la valeur F' + dF' et la barre s'allonge d'une quantité dl'. Le rapport dl'/l' joue un rôle crucial. On l'appelle accroissement relatif de longueur

 La somme des accroissements relatifs sur toute l'expérience (de F' = 0 à F' = F) est une caractéristique importante de l'état de déformation de la barre.



On applique de façon quasi statique une force d'amplitude croissante.

- Durant un épisode de déformation la force passe de la valeur F' à la valeur F' + dF' et la barre s'allonge d'une quantité dl'. Le rapport dl'/l' joue un rôle crucial. On l'appelle accroissement relatif de longueur
- La somme des accroissements relatifs sur toute l'expérience (de F' = 0 à F' = F) est une caractéristique importante de l'état de déformation de la barre.
 On appelle cette quantité taux de déformation réel et on la note sur

$$arepsilon = \int_{deta but}^{fin} rac{\mathrm{d}I'}{I'}$$

(1)



On applique de façon quasi statique une force d'amplitude croissante.

- Durant un épisode de déformation la force passe de la valeur F' à la valeur F' + dF' et la barre s'allonge d'une quantité dl'. Le rapport dl'/l' joue un rôle crucial. On l'appelle accroissement relatif de longueur
- La somme des accroissements relatifs sur toute l'expérience (de F' = 0 à F' = F) est une caractéristique importante de l'état de déformation de la barre.
 On appelle cette quantité taux de déformation réel et on la note sur la note s

$$arepsilon = \int_{deta but}^{fin} rac{\mathrm{d}I'}{I'}$$

(1)



On applique de façon quasi statique une force d'amplitude croissante.

- Durant un épisode de déformation la force passe de la valeur F' à la valeur F' + dF' et la barre s'allonge d'une quantité dl'. Le rapport dl'/l' joue un rôle crucial. On l'appelle accroissement relatif de longueur
- La somme des accroissements relatifs sur toute l'expérience (de F' = 0 à F' = F) est une caractéristique importante de l'état de déformation de la barre. On appelle cette quantité **taux de déformation réel** et on la note ε :

$$\varepsilon = \int_{d\acute{e}but}^{fin} \frac{\mathrm{d}l'}{l'} \tag{1}$$

Aire sous le graphe de $l' \rightarrow \frac{1}{l'}$ et taux de déformation

Le tx. de déf. réel ε = ∫^{fin}_{début} dl'/l' s'interprète comme l'aire sous le graphe de la fonction l' → 1/l' entre l' = l₀ (longueur initiale) et l' = l (longueur finale) :

Aire sous le graphe de $l' \rightarrow \frac{1}{l'}$ et taux de déformation

Le tx. de déf. réel ε = ∫^{fin}_{début} dl'/l' s'interprète comme l'aire sous le graphe de la fonction l' → 1/l' entre l' = l₀ (longueur initiale) et l' = l (longueur finale) :

Aire sous le graphe de $l' \rightarrow \frac{1}{l'}$ et taux de déformation

Le tx. de déf. réel ε = ∫^{fin}_{début} dl'//r s'interprète comme l'aire sous le graphe de la fonction l' → 1// entre l' = l₀ (longueur initiale) et l' = l (longueur finale) :



Aire sous le graphe de $l' \rightarrow \frac{1}{l'}$ et taux de déformation

Le tx. de déf. réel ε = ∫^{fin}_{début} dl'//r s'interprète comme l'aire sous le graphe de la fonction l' → 1// entre l' = l₀ (longueur initiale) et l' = l (longueur finale) :



Aire sous le graphe de $l' \rightarrow \frac{1}{l'}$ et taux de déformation

Le tx. de déf. réel ε = ∫^{fin}_{début} dl'//r s'interprète comme l'aire sous le graphe de la fonction l' → 1// entre l' = l₀ (longueur initiale) et l' = l (longueur finale) :



Aire sous le graphe de $l' \rightarrow \frac{1}{l'}$ et taux de déformation

Le tx. de déf. réel ε = ∫^{fin}_{début} dl'//r s'interprète comme l'aire sous le graphe de la fonction l' → 1// entre l' = l₀ (longueur initiale) et l' = l (longueur finale) :



Aire sous le graphe de $l' \rightarrow \frac{1}{l'}$ et taux de déformation

Le tx. de déf. réel ε = ∫^{fin}_{début} dl'/l' s'interprète comme l'aire sous le graphe de la fonction l' → 1/l' entre l' = l₀ (longueur initiale) et l' = l (longueur finale) :



Aire sous le graphe de $l' \rightarrow \frac{1}{l'}$ et taux de déformation

Le tx. de déf. réel ε = ∫^{fin}_{début} dl'//r s'interprète comme l'aire sous le graphe de la fonction l' → 1// entre l' = l₀ (longueur initiale) et l' = l (longueur finale) :



Aire sous le graphe de $l' \rightarrow \frac{1}{l'}$ et taux de déformation

Le tx. de déf. réel ε = ∫^{fin}_{début} dl'//r s'interprète comme l'aire sous le graphe de la fonction l' → 1// entre l' = l₀ (longueur initiale) et l' = l (longueur finale) :



Aire sous le graphe de $l' \rightarrow \frac{1}{l'}$ et taux de déformation

Le tx. de déf. réel ε = ∫^{fin}_{début} dl'//r s'interprète comme l'aire sous le graphe de la fonction l' → 1// entre l' = l₀ (longueur initiale) et l' = l (longueur finale) :



Aire sous le graphe de $l' \rightarrow \frac{1}{l'}$ et taux de déformation

Le tx. de déf. réel ε = ∫^{fin}_{début} dl'//r s'interprète comme l'aire sous le graphe de la fonction l' → 1// entre l' = l₀ (longueur initiale) et l' = l (longueur finale) :



Aire sous le graphe de $l' \rightarrow \frac{1}{l'}$ et taux de déformation

Le tx. de déf. réel ε = ∫^{fin}_{début} dl'/l' s'interprète comme l'aire sous le graphe de la fonction l' → 1/l' entre l' = l₀ (longueur initiale) et l' = l (longueur finale) :



Aire sous le graphe de $l' \rightarrow \frac{1}{l'}$ et taux de déformation

Le tx. de déf. réel ε = ∫^{fin}_{début} dl'//r s'interprète comme l'aire sous le graphe de la fonction l' → 1//r entre l' = l₀ (longueur initiale) et l' = l (longueur finale) :



Aire sous le graphe de $l' \rightarrow \frac{1}{l'}$ et taux de déformation

Le tx. de déf. réel ε = ∫^{fin}_{début} dl'/l' s'interprète comme l'aire sous le graphe de la fonction l' → 1/l' entre l' = l₀ (longueur initiale) et l' = l (longueur finale) :



Aire sous le graphe de $l' \rightarrow \frac{1}{l'}$ et taux de déformation

Or l'aire sous le graphe de la fonction l' → ¹/_{l'} entre l' = l₀ et l' = l est une quantité bien connue. Elle équivaut au logarithme du rapport entre la borne linale l et la borne de départ l₀ :

$$x = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l'} = \ln \frac{l}{l_0}, \qquad \frac{l}{l_0} = allongement \ relatil. \tag{2}$$

Cette formule permet d'évaluer ɛ avec un calculette et en fonction des états initial et final de l'échantillon seulement :

- La fonction logarithme a d'autres propriétés, elle est l'inverse de la fonction exponentielle : e^{ln x} = x ↔ ln(e^x) = x où e = 2.71828182846... désigne le nombre d'Euler et transfome les mult. en add. : ln(ab) = ln a + ln b.
- En particulier, si la longueur initiale l₀ de l'échantillon est connu, on peut trouver sa longueur l qui correspond à un taux de déformation réel ε donné :

$$I = I_0 \mathbf{e}^{\varepsilon} \tag{3}$$

Aire sous le graphe de $l' \rightarrow \frac{1}{l'}$ et taux de déformation

Or l'aire sous le graphe de la fonction l' → ¹/_{l'} entre l' = l₀ et l' = l est une quantité bien connue. Elle équivaut au **logarithme** du rapport entre la borne finale l et la borne de départ l₀ :

$$\varepsilon = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l'} = \ln \frac{l}{l_0}, \qquad \frac{l}{l_0} = allongement relatif.$$
 (2)

Cette formule permet d'évaluer ɛ avec un calculette et en fonction des états initial et final de l'échantillon seulement :

- La fonction logarithme a d'autres propriétés, elle est l'inverse de la fonction exponentielle : e^{ln x} = x ↔ ln(e^x) = x où e = 2.71828182846... désigne le nombre d'Euler et transfome les mult. en add. : ln(ab) = ln a + ln b.
- En particulier, si la longueur initiale l₀ de l'échantillon est connu, on peut trouver sa longueur l qui correspond à un taux de déformation réel ε donné :

$$l = l_0 \mathbf{e}^{\varepsilon} \tag{3}$$

Aire sous le graphe de $l' \rightarrow \frac{1}{l'}$ et taux de déformation

Or l'aire sous le graphe de la fonction l' → ¹/_{l'} entre l' = l₀ et l' = l est une quantité bien connue. Elle équivaut au **logarithme** du rapport entre la borne finale l et la borne de départ l₀ :

$$\varepsilon = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l'} = \ln \frac{l}{l_0}, \qquad \frac{l}{l_0} = allongement \ relatif.$$
 (2)

Cette formule permet d'évaluer ɛ avec un calculette et en fonction des états initial et final de l'échantillon seulement : l'historique de la déformation mintervient pas l

- La fonction logarithme a d'autres propriétés, elle est l'inverse de la fonction exponentielle : e^{ln x} = x ↔ ln(e^x) = x où e = 2.71828182846... désigne le nombre d'Euler et transfome les mult. en add. : ln(ab) = ln a + ln b.
- En particulier, si la longueur initiale l₀ de l'échantillon est connu, on peut trouver sa longueur l qui correspond à un taux de déformation réel ε donné :

$$l = l_0 \mathbf{e}^{\varepsilon} \tag{3}$$
Aire sous le graphe de $l' \rightarrow \frac{1}{l'}$ et taux de déformation

Or l'aire sous le graphe de la fonction l' → ¹/_{l'} entre l' = l₀ et l' = l est une quantité bien connue. Elle équivaut au **logarithme** du rapport entre la borne finale l et la borne de départ l₀ :

$$\varepsilon = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l'} = \ln \frac{l}{l_0}, \qquad \frac{l}{l_0} = allongement \ relatif.$$
 (2)

Cette formule permet d'évaluer ε avec un calculette et en fonction des états initial et final de l'échantillon seulement : l'historique de la déformation n'intervient pas l

- La fonction logarithme a d'autres propriétés, elle est l'inverse de la fonction exponentielle : e^{ln x} = x ↔ ln(e^x) = x où e = 2.71828182846... désigne le nombre d'Euler et transfome les mult. en add. : ln(ab) = ln a + ln b.
- En particulier, si la longueur initiale l₀ de l'échantillon est connu, on peut trouver sa longueur l qui correspond à un taux de déformation réel ε donné :

$$l = l_0 \mathbf{e}^{\varepsilon} \tag{3}$$

・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・

Aire sous le graphe de $l' \rightarrow \frac{1}{l'}$ et taux de déformation

Or l'aire sous le graphe de la fonction l' → ¹/_{l'} entre l' = l₀ et l' = l est une quantité bien connue. Elle équivaut au logarithme du rapport entre la borne finale l et la borne de départ l₀ :

$$\varepsilon = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l'} = \ln \frac{l}{l_0}, \qquad \frac{l}{l_0} = allongement \ relatif.$$
 (2)

Cette formule permet d'évaluer ε avec un calculette et en fonction des états initial et final de l'échantillon seulement : l'historique de la déformation n'intervient pas !

- La fonction logarithme a d'autres propriétés, elle est l'inverse de la fonction exponentielle : e^{ln x} = x ↔ ln(e^x) = x où e = 2.71828182846... désigne le nombre d'Euler et transfome les mult. en add. : ln(ab) = ln a + ln b.
- En particulier, si la longueur initiale l₀ de l'échantillon est connu, on peut trouver sa longueur l qui correspond à un taux de déformation réel ε donné :

$$I = I_0 \mathbf{e}^{\varepsilon} \tag{3}$$

・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・

Aire sous le graphe de $l' \rightarrow \frac{1}{l'}$ et taux de déformation

Or l'aire sous le graphe de la fonction l' → ¹/_{l'} entre l' = l₀ et l' = l est une quantité bien connue. Elle équivaut au **logarithme** du rapport entre la borne finale l et la borne de départ l₀ :

$$\varepsilon = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l'} = \ln \frac{l}{l_0}, \qquad \frac{l}{l_0} = \text{allongement relatif.}$$
 (2)

Cette formule permet d'évaluer ε avec un calculette et en fonction des états initial et final de l'échantillon seulement : l'historique de la déformation n'intervient pas !

- La fonction logarithme a d'autres propriétés, elle est l'inverse de la fonction exponentielle : e^{ln x} = x ↔ ln(e^x) = x où e = 2.71828182846... désigne le nombre d'Euler et transfome les mult. en add. : ln(ab) = ln a + ln b.
- En particulier, si la longueur initiale l₀ de l'échantillon est connu, on peut trouver sa longueur l qui correspond à un taux de déformation réel ε donné :

$$I = I_0 \mathbf{e}^{\varepsilon} \tag{3}$$

(日)
 (日)

 (日)

 (日)

 (日)

 (日)

 (日)

 (日)

 (日)

 (日)

 (日)

 (日)

 (日)

 (日)

 (日)

 (日)

 (日)

 (日)

 (日)

 (日)

 (日)

 (日)

 (日)

 (日)

 (日)

 (日)

 (日)

 (日)

 (日)

 (日)

 (日)

 (日)

 (日)

 (日)

 (日)

 (日)

 (日)

 (日)

 (日)

 (日)

 (日)

 (日)

 (日)

 (日)
 (日)

 (日)
 (日)

 (日)
 (日)

 (日)

 (日)

 (日)

 (日)
 (日)

 (日)

 (日)

 (日)

 (日)

 (日)

 (日)

 (日)

 (日)

 (日)

Aire sous le graphe de $l' \rightarrow \frac{1}{l'}$ et taux de déformation

Or l'aire sous le graphe de la fonction l' → ¹/_{l'} entre l' = l₀ et l' = l est une quantité bien connue. Elle équivaut au **logarithme** du rapport entre la borne finale l et la borne de départ l₀ :

$$\varepsilon = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l'} = \ln \frac{l}{l_0}, \qquad \frac{l}{l_0} = \text{allongement relatif.}$$
 (2)

Cette formule permet d'évaluer ε avec un calculette et en fonction des états initial et final de l'échantillon seulement : l'historique de la déformation n'intervient pas !

- La fonction logarithme a d'autres propriétés, elle est l'inverse de la fonction exponentielle : e^{ln x} = x ↔ ln(e^x) = x où e = 2.71828182846... désigne le nombre d'Euler et transfome les mult. en add. : ln(ab) = ln a + ln b.
- En particulier, si la longueur initiale l₀ de l'échantillon est connu, on peut trouver sa longueur l qui correspond à un taux de déformation réel ε donné :

$$I = I_0 \mathbf{e}^{\varepsilon} \tag{3}$$

Aire sous le graphe de $l' \rightarrow \frac{1}{l'}$ et taux de déformation

Or l'aire sous le graphe de la fonction l' → ¹/_l entre l' = l₀ et l' = l est une quantité bien connue. Elle équivaut au **logarithme** du rapport entre la borne finale l et la borne de départ l₀ :

$$\varepsilon = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l'} = \ln \frac{l}{l_0}, \qquad \frac{l}{l_0} = allongement \ relatif.$$
 (2)

Cette formule permet d'évaluer ε avec un calculette et en fonction des états initial et final de l'échantillon seulement : l'historique de la déformation n'intervient pas !

- La fonction logarithme a d'autres propriétés, elle est l'inverse de la fonction exponentielle : e^{ln x} = x ↔ ln(e^x) = x où e = 2.71828182846... désigne le nombre d'Euler et transfome les mult. en add. : ln(ab) = ln a + ln b.
- En particulier, si la longueur initiale l₀ de l'échantillon est connu, on peut trouver sa longueur l qui correspond à un taux de déformation réel ε donné :

$$I = I_0 \mathbf{e}^{\varepsilon} \tag{3}$$

・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・

taux de déformation réel aux tableaux

Taux de déformation nominal - définition

 On peut définir l'allongement relatif de longueur en comparant l'accroissement dl' non pas à la longueur courante l', mais à la longueur initiale I_0 :



$$\theta = \int_{0}^{1} \frac{dt'}{b} \frac{dt'}{b}$$

Taux de déformation nominal - définition

• On peut définir l'allongement relatif de longueur en comparant l'accroissement dl' non pas à la longueur courante l', mais à la longueur initiale l_0 :

$$\frac{\mathrm{d}l'}{l_0}$$
 à la place de $\frac{\mathrm{d}l'}{l'}$.

• Dans ce cas, la taux de déformation caractérisant l'étirage $I_0 \rightarrow I$ vaut

$$\mathbf{e} = \int_{\mathbf{b}} \frac{1}{2\pi} \int_{\mathbf{b}} d\mathbf{r} \, \mathbf{r} \,$$

Taux de déformation nominal - définition

• On peut définir l'allongement relatif de longueur en comparant l'accroissement dl' non pas à la longueur courante l', mais à la longueur initiale l₀ :

$$\frac{\mathrm{d}l'}{l_0}$$
 à la place de $\frac{\mathrm{d}l'}{l'}$.

- Dans ce cas, la taux de déformation caractérisant l'étirage $I_0 \rightarrow I$ vaut



Evidemment, on peut résoudre l'intégrale définissant e :

$$e = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l_0} \tag{4}$$

・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・

Taux de déformation nominal - définition

• On peut définir l'allongement relatif de longueur en comparant l'accroissement dl' non pas à la longueur courante l', mais à la longueur initiale l₀ :

$$\frac{\mathrm{d}l'}{l_0}$$
 à la place de $\frac{\mathrm{d}l'}{l'}$.

- Dans ce cas, la taux de déformation caractérisant l'étirage $I_0 \rightarrow I$ vaut

$$e = \int_{l_0}^{l} rac{\mathrm{d}l'}{l_0}$$
 à la place de $\epsilon = \int_{l_0}^{l} rac{\mathrm{d}l'}{l'}$

Evidemment, on peut résoudre l'intégrale définissant e :

$$e = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l_0} = \frac{1}{6} \frac{\mathrm{d}l'}{l_0} \tag{4}$$

・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・

Taux de déformation nominal - définition

• On peut définir l'allongement relatif de longueur en comparant l'accroissement dl' non pas à la longueur courante l', mais à la longueur initiale l₀ :

$$\frac{\mathrm{d}l'}{l_0}$$
 à la place de $\frac{\mathrm{d}l'}{l'}$.

- Dans ce cas, la taux de déformation caractérisant l'étirage $I_0 \rightarrow I$ vaut

$$e = \int_{l_0}^{l} rac{\mathrm{d}l'}{l_0}$$
 à la place de $arepsilon = \int_{l_0}^{l} rac{\mathrm{d}l'}{l'}$

Evidemment, on peut résoudre l'intégrale définissant e :

$$e = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l_0} = \frac{1}{10} \frac{\mathrm{d}l'}{10} \tag{4}$$

・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・

Taux de déformation nominal - définition

• On peut définir l'allongement relatif de longueur en comparant l'accroissement dl' non pas à la longueur courante l', mais à la longueur initiale l₀ :

$$\frac{\mathrm{d}l'}{l_0}$$
 à la place de $\frac{\mathrm{d}l'}{l'}$.

- Dans ce cas, la taux de déformation caractérisant l'étirage $I_0 \rightarrow I$ vaut

$$e = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l_0}$$
 à la place de $\varepsilon = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l'}$

Evidemment, on peut résoudre l'intégrale définissant e :

$$e = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l_0} = \frac{\int_{l_0}^{l} \mathrm{d}l'}{l_0}$$
(4)

Taux de déformation nominal - définition

• On peut définir l'allongement relatif de longueur en comparant l'accroissement dl' non pas à la longueur courante l', mais à la longueur initiale l₀ :

$$\frac{\mathrm{d}l'}{l_0}$$
 à la place de $\frac{\mathrm{d}l'}{l'}$.

- Dans ce cas, la taux de déformation caractérisant l'étirage $I_0 \rightarrow I$ vaut

$$e = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l_0}$$
 à la place de $\varepsilon = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l'}$

Evidemment, on peut résoudre l'intégrale définissant e :

$$e = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{\mathrm{l_0}} = \frac{\int_{l_0}^{l} \mathrm{d}l'}{\mathrm{l_0}} \tag{4}$$

Taux de déformation nominal - définition

• On peut définir l'allongement relatif de longueur en comparant l'accroissement dl' non pas à la longueur courante l', mais à la longueur initiale l₀ :

$$\frac{\mathrm{d}l'}{l_0}$$
 à la place de $\frac{\mathrm{d}l'}{l'}$.

- Dans ce cas, la taux de déformation caractérisant l'étirage $I_0 \rightarrow I$ vaut

$$e = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l_0}$$
 à la place de $\varepsilon = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l'}$

Evidemment, on peut résoudre l'intégrale définissant e :

$$e = \int_{l_0}^{l} \frac{dl'}{l_0} = \frac{\int_{l_0}^{l} dl'}{l_0} = \frac{l - l_0}{l_0}$$
(4)

・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・

Taux de déformation nominal - définition

• On peut définir l'allongement relatif de longueur en comparant l'accroissement dl' non pas à la longueur courante l', mais à la longueur initiale l₀ :

$$\frac{\mathrm{d}l'}{l_0}$$
 à la place de $\frac{\mathrm{d}l'}{l'}$.

- Dans ce cas, la taux de déformation caractérisant l'étirage $I_0 \rightarrow I$ vaut

$$e = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l_0}$$
 à la place de $\varepsilon = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l'}$

Evidemment, on peut résoudre l'intégrale définissant e :

$$e = \int_{l_0}^{l} \frac{dl'}{l_0} = \frac{\int_{l_0}^{l} dl'}{l_0} = \frac{l - l_0}{l_0}$$
(4)

・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・

 La quantité e porte le nom de taux de déformation nominal. Ce taux e utilisé pour des neisons de simplicité instantione des neisons de simplicité

Taux de déformation nominal - définition

• On peut définir l'allongement relatif de longueur en comparant l'accroissement dl' non pas à la longueur courante l', mais à la longueur initiale l₀ :

$$\frac{\mathrm{d}l'}{l_0}$$
 à la place de $\frac{\mathrm{d}l'}{l'}$.

- Dans ce cas, la taux de déformation caractérisant l'étirage $I_0 \rightarrow I$ vaut

$$e = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l_0}$$
 à la place de $\varepsilon = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l'}$

Evidemment, on peut résoudre l'intégrale définissant e :

$$e = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l_0} = \frac{\int_{l_0}^{l} \mathrm{d}l'}{l_0} = \frac{l - l_0}{l_0} \tag{4}$$

 La quantité e porte le nom de taux de déformation nominal. Ce taux est souv utilisé pour des raisons de simplicité

Taux de déformation nominal - définition

• On peut définir l'allongement relatif de longueur en comparant l'accroissement dl' non pas à la longueur courante l', mais à la longueur initiale l₀ :

$$\frac{\mathrm{d}l'}{l_0}$$
 à la place de $\frac{\mathrm{d}l'}{l'}$.

- Dans ce cas, la taux de déformation caractérisant l'étirage $I_0 \rightarrow I$ vaut

$$e = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l_0}$$
 à la place de $\varepsilon = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l'}$

Evidemment, on peut résoudre l'intégrale définissant e :

$$e = \int_{l_0}^{l} \frac{dl'}{l_0} = \frac{\int_{l_0}^{l} dl'}{l_0} = \frac{l - l_0}{l_0}$$
(4)

 La quantité e porte le nom de taux de déformation nominal. Ce taux est souvent utilisé pour des raisons de simplicité :

Taux de déformation nominal - définition

• On peut définir l'allongement relatif de longueur en comparant l'accroissement dl' non pas à la longueur courante l', mais à la longueur initiale l₀ :

$$\frac{\mathrm{d}l'}{l_0}$$
 à la place de $\frac{\mathrm{d}l'}{l'}$.

- Dans ce cas, la taux de déformation caractérisant l'étirage $I_0 \rightarrow I$ vaut

$$e = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l_0}$$
 à la place de $\varepsilon = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l'}$

Evidemment, on peut résoudre l'intégrale définissant e :

$$e = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l_0} = \frac{\int_{l_0}^{l} \mathrm{d}l'}{l_0} = \frac{l - l_0}{l_0} \tag{4}$$

 La quantité e porte le nom de taux de déformation nominal. Ce taux est souvent utilisé pour des raisons de simplicité : il est calculable sans extraction de logarithme.

Taux de déformation nominal - définition

• On peut définir l'allongement relatif de longueur en comparant l'accroissement dl' non pas à la longueur courante l', mais à la longueur initiale l₀ :

$$\frac{\mathrm{d}l'}{l_0}$$
 à la place de $\frac{\mathrm{d}l'}{l'}$.

- Dans ce cas, la taux de déformation caractérisant l'étirage $I_0 \rightarrow I$ vaut

$$e = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l_0}$$
 à la place de $\varepsilon = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l'}$

Evidemment, on peut résoudre l'intégrale définissant e :

$$e = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l_0} = \frac{\int_{l_0}^{l} \mathrm{d}l'}{l_0} = \frac{l - l_0}{l_0} \tag{4}$$

 La quantité e porte le nom de taux de déformation nominal. Ce taux est souvent utilisé pour des raisons de simplicité : il est calculable sans extraction de logarithme. Néanmoins il comporte des désavantages,

Taux de déformation nominal - définition

• On peut définir l'allongement relatif de longueur en comparant l'accroissement dl' non pas à la longueur courante l', mais à la longueur initiale l₀ :

$$\frac{\mathrm{d}l'}{l_0}$$
 à la place de $\frac{\mathrm{d}l'}{l'}$.

- Dans ce cas, la taux de déformation caractérisant l'étirage $I_0 \rightarrow I$ vaut

$$e = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l_0}$$
 à la place de $\varepsilon = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l'}$

Evidemment, on peut résoudre l'intégrale définissant e :

$$e = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l_0} = \frac{\int_{l_0}^{l} \mathrm{d}l'}{l_0} = \frac{l - l_0}{l_0} \tag{4}$$

 La quantité e porte le nom de taux de déformation nominal. Ce taux est souvent utilisé pour des raisons de simplicité : il est calculable sans extraction de logarithme. Néanmoins il comporte des désavantages, surfout parce qu'il ne respecte pas la propriété d'addivité des déformations (cf. exos).

Taux de déformation nominal - définition

• On peut définir l'allongement relatif de longueur en comparant l'accroissement dl' non pas à la longueur courante l', mais à la longueur initiale l₀ :

$$\frac{\mathrm{d}l'}{l_0}$$
 à la place de $\frac{\mathrm{d}l'}{l'}$.

- Dans ce cas, la taux de déformation caractérisant l'étirage $I_0 \rightarrow I$ vaut

$$e = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l_0}$$
 à la place de $\varepsilon = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l'}$

Evidemment, on peut résoudre l'intégrale définissant e :

$$e = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l_0} = \frac{\int_{l_0}^{l} \mathrm{d}l'}{l_0} = \frac{l - l_0}{l_0} \tag{4}$$

 La quantité e porte le nom de taux de déformation nominal. Ce taux est souvent utilisé pour des raisons de simplicité : il est calculable sans extraction de logarithme. Néanmoins il comporte des désavantages, surtout parce qu'il ne respecte pas la propriété d'addivité des déformations (cf. exos).

Taux de déformation nominal - définition

• On peut définir l'allongement relatif de longueur en comparant l'accroissement dl' non pas à la longueur courante l', mais à la longueur initiale l₀ :

$$\frac{\mathrm{d}l'}{l_0}$$
 à la place de $\frac{\mathrm{d}l'}{l'}$.

- Dans ce cas, la taux de déformation caractérisant l'étirage $I_0 \rightarrow I$ vaut

$$e = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l_0}$$
 à la place de $\varepsilon = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l'}$

Evidemment, on peut résoudre l'intégrale définissant e :

$$e = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l_0} = \frac{\int_{l_0}^{l} \mathrm{d}l'}{l_0} = \frac{l - l_0}{l_0} \tag{4}$$

 La quantité e porte le nom de taux de déformation nominal. Ce taux est souvent utilisé pour des raisons de simplicité : il est calculable sans extraction de logarithme. Néanmoins il comporte des désavantages, surtout parce qu'il ne respecte pas la propriété d'addivité des déformations (of exce)

Taux de déformation nominal - définition

• On peut définir l'allongement relatif de longueur en comparant l'accroissement dl' non pas à la longueur courante l', mais à la longueur initiale l₀ :

$$\frac{\mathrm{d}l'}{l_0}$$
 à la place de $\frac{\mathrm{d}l'}{l'}$.

- Dans ce cas, la taux de déformation caractérisant l'étirage $I_0 \rightarrow I$ vaut

$$e = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l_0}$$
 à la place de $\varepsilon = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l'}$

Evidemment, on peut résoudre l'intégrale définissant e :

$$e = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l_0} = \frac{\int_{l_0}^{l} \mathrm{d}l'}{l_0} = \frac{l - l_0}{l_0} \tag{4}$$

 La quantité e porte le nom de taux de déformation nominal. Ce taux est souvent utilisé pour des raisons de simplicité : il est calculable sans extraction de logarithme. Néanmoins il comporte des désavantages, surtout parce qu'il ne respecte pas la propriété d'addivité des déformations (cf. exos).

Taux de déformation nominal et réel

• Si l'échantillon n'est que peu déformé : $l \simeq l_0$, alors les taux nominaux et réels sont voisins l'un de l'autre (cf. exos) :

$$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0} \simeq \frac{l - l_0}{l_0} = e$$

• Comme I' $\geq I_0$ durant la traction on a que $\frac{dI'}{T'} \leq \frac{dI'}{b}$. Il s'ensuit tiss que

Même s'il est proche, le taux nominal sur-estime donc toujours le taux réel.

・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・

Taux de déformation nominal et réel

• Si l'échantillon n'est que peu déformé : $l \simeq l_0$, alors les taux nominaux et réels sont voisins l'un de l'autre (cf. exos) :

$$arepsilon = \ln rac{l}{l_0} \simeq rac{l-l_0}{l_0} = oldsymbol{e}$$

• Comme $l' \ge l_0$ durant la traction on a que $\frac{dl'}{l'} \le \frac{dl'}{b}$. Il s'ensuit tis, que

$$-\int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l'} \leq \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l_0} = 0.$$

Taux de déformation nominal et réel

• Si l'échantillon n'est que peu déformé : $l \simeq l_0$, alors les taux nominaux et réels sont voisins l'un de l'autre (cf. exos) :

$$arepsilon = \ln rac{l}{l_0} \simeq rac{l-l_0}{l_0} = oldsymbol{e}$$

• Comme $l' \ge l_0$ durant la traction on a que $\frac{dl'}{l'} \le \frac{dl'}{l_0}$. Il s'ensuit tjs. que

$$= \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l'} \leq \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l_0} = e.$$

Taux de déformation nominal et réel

• Si l'échantillon n'est que peu déformé : $l \simeq l_0$, alors les taux nominaux et réels sont voisins l'un de l'autre (cf. exos) :

$$arepsilon = \ln rac{l}{l_0} \simeq rac{l-l_0}{l_0} = oldsymbol{e}$$

• Comme $l' \ge l_0$ durant la traction on a que $\frac{dl'}{l'} \le \frac{dl'}{l_0}$. Il s'ensuit tjs. que

$$\varepsilon = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l'} \leq \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l_0} = \varepsilon.$$

Taux de déformation nominal et réel

• Si l'échantillon n'est que peu déformé : $l \simeq l_0$, alors les taux nominaux et réels sont voisins l'un de l'autre (cf. exos) :

$$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0} \simeq \frac{l - l_0}{l_0} = e$$

• Comme $l' \ge l_0$ durant la traction on a que $\frac{dl'}{l'} \le \frac{dl'}{l_0}$. Il s'ensuit tjs. que

$$\varepsilon = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l'} \leq \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l_0} = \varepsilon.$$

Taux de déformation nominal et réel

• Si l'échantillon n'est que peu déformé : $l \simeq l_0$, alors les taux nominaux et réels sont voisins l'un de l'autre (cf. exos) :

$$arepsilon = \ln rac{l}{l_0} \simeq rac{l-l_0}{l_0} = oldsymbol{e}$$

• Comme $l' \ge l_0$ durant la traction on a que $\frac{dl'}{l'} \le \frac{dl'}{l_0}$. Il s'ensuit tjs. que

$$\varepsilon = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l'} \leq \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l_0} = e.$$

Taux de déformation nominal et réel

• Si l'échantillon n'est que peu déformé : $l \simeq l_0$, alors les taux nominaux et réels sont voisins l'un de l'autre (cf. exos) :

$$arepsilon = \ln rac{l}{l_0} \simeq rac{l-l_0}{l_0} = oldsymbol{e}$$

• Comme $l' \ge l_0$ durant la traction on a que $\frac{dl'}{l'} \le \frac{dl'}{l_0}$. Il s'ensuit tjs. que

$$\varepsilon = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l'} \leq \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l_0} = \theta.$$

Taux de déformation nominal et réel

• Si l'échantillon n'est que peu déformé : $l \simeq l_0$, alors les taux nominaux et réels sont voisins l'un de l'autre (cf. exos) :

$$arepsilon = \ln rac{l}{l_0} \simeq rac{l-l_0}{l_0} = oldsymbol{e}$$

• Comme $l' \ge l_0$ durant la traction on a que $\frac{dl'}{l'} \le \frac{dl'}{l_0}$. Il s'ensuit tjs. que

$$\varepsilon = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l'} \leq \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l_0} = \boldsymbol{e}.$$

Taux de déformation nominal et réel

• Si l'échantillon n'est que peu déformé : $l \simeq l_0$, alors les taux nominaux et réels sont voisins l'un de l'autre (cf. exos) :

$$arepsilon = \ln rac{l}{l_0} \simeq rac{l-l_0}{l_0} = oldsymbol{e}$$

- Comme l' $\geq I_0$ durant la traction on a que $\frac{dl'}{l'} \leq \frac{dl'}{I_0}$. Il s'ensuit tjs. que

$$\varepsilon = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l'} \leq \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l_0} = \boldsymbol{e}.$$

Observation générale, linéarité par rapport à la surface (Hooke)

- La force F dépend du matériau, du taux de déformation réel ε = ln ¹/_{l₀} et est proportionnelle à la section S :
- La quantité σ est appelée contrainte réelle, son unité est : [σ] =.
- Il existe un taux de déformation ε_e en deça duquel la traction est réversible ou élastique. Au-delà de ce taux de déformation, la traction est irréversible ou plastique



Thomas Young (1773-1829)

・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・

 La quantité ɛe est appelée taux de déformation réel en limite élastique. Elle dépend du matériau et de son état cristallographique (microstructure).

Observation générale, linéarité par rapport à la surface (Hooke)

 La force F dépend du matériau, du taux de déformation réel ε = ln ^l/_{l₀} et est proportionnelle à la section S :

Conséquence : Il existe $\sigma = \sigma(\varepsilon)$ t.q. $F = S\sigma(\varepsilon)$.

- La quantité σ est appelée contrainte réelle, son unité est : [σ] =.
- Il existe un taux de déformation ε_e en deça duquel la traction est réversible ou élastique. Au-delà de ce taux de déformation, la traction est irréversible ou plastique



Thomas Young (1773-1829)

・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・

 La quantité ɛ e est appelée taux de déformation réel en limite élastique. Elle dépend du matériau et de son état cristallographique (microstructure).

Observation générale, linéarité par rapport à la surface (Hooke)

 La force F dépend du matériau, du taux de déformation réel ε = ln ^l/_{l₀} et est proportionnelle à la section S :

Conséquence : Il existe $\sigma = \sigma(\varepsilon)$ t.q. $F = S\sigma(\varepsilon)$.

- La quantité σ est appelée contrainte réelle, son unité est : [σ] =.
- Il existe un taux de déformation ε_e en deça duquel la traction est réversible ou élastique. Au-delà de ce taux de déformation, la traction est irréversible ou plastique



Thomas Young (1773-1829)

・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・

 La quantité ɛ e est appelée taux de déformation réel en limite élastique. Elle dépend du matériau et de son état cristallographique (microstructure).

Observation générale, linéarité par rapport à la surface (Hooke)

 La force F dépend du matériau, du taux de déformation réel ε = ln ^l/_{l₀} et est proportionnelle à la section S :

Conséquence : Il existe $\sigma = \sigma(\varepsilon)$ t.q. $F = S\sigma(\varepsilon)$.

- La quantité σ est appelée contrainte réelle, son unité est : [σ] =MPa.
- Il existe un taux de déformation ε_e en deça duquel la traction est réversible ou élastique. Au-delà de ce taux de déformation, la traction est irréversible ou plastique



Thomas Young (1773-1829)

 La quantité ɛ e est appelée taux de déformation réel en limite élastique. Elle dépend du matériau et de son état cristallographique (microstructure).

Observation générale, linéarité par rapport à la surface (Hooke)

 La force F dépend du matériau, du taux de déformation réel ε = ln ^l/_{l₀} et est proportionnelle à la section S :

Conséquence : Il existe $\sigma = \sigma(\varepsilon)$ t.q. $F = S\sigma(\varepsilon)$.

- La quantité σ est appelée contrainte réelle, son unité est : [σ] =MPa. La forme exacte de cette fonction depend du matériau considéré.
- Il existe un taux de déformation ε_e en deça duquel la traction est réversible ou élastique. Au-delà de ce taux de déformation, la traction est irréversible ou plastique



Thomas Young (1773-1829)

 La quantité ɛ e est appelée taux de déformation réel en limite élastique. Elle dépend du matériau et de son état cristallographique (microstructure).

Etat de contrainte en traction

・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
Observation générale, linéarité par rapport à la surface (Hooke)

 La force F dépend du matériau, du taux de déformation réel ε = ln ^l/_{l₀} et est proportionnelle à la section S :

Conséquence : Il existe $\sigma = \sigma(\varepsilon)$ t.q. $F = S\sigma(\varepsilon)$.

- La quantité σ est appelée contrainte réelle, son unité est : [σ] =MPa. La forme exacte de cette fonction depend du matériau considéré.
- Il existe un taux de déformation ε_e en deça duquel la traction est réversible ou élastique. Au-delà de ce taux de déformation, la traction est irréversible ou plastique



Thomas Young (1773-1829)

・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・

 La quantité se est appelée taux de déformation réel en limite élastique. Elle dépend du matériau et de son état cristallographique (microstructure).

Observation générale, linéarité par rapport à la surface (Hooke)

 La force F dépend du matériau, du taux de déformation réel ε = ln ¹/_{l₀} et est proportionnelle à la section S :

Conséquence : Il existe $\sigma = \sigma(\varepsilon)$ t.q. $F = S\sigma(\varepsilon)$.

- La quantité σ est appelée contrainte réelle, son unité est : [σ] =MPa. La forme exacte de cette fonction dépend du matériau considéré.
- Il existe un taux de déformation ε_e en deça duque la traction est réversible ou élastique. Au-delà de ce taux de déformation, la traction est irréversible ou plastique deux regimes suivant que est est (régime élastique) ou que est est (régime plastique).



Thomas Young (1773-1829)

・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・

 La quantité ɛ e est appelée taux de déformation réel en limite élastique. Elle dépend du matériau et de son état cristallographique (microstructure).

Observation générale, linéarité par rapport à la surface (Hooke)

 La force F dépend du matériau, du taux de déformation réel ε = ln ¹/_{l₀} et est proportionnelle à la section S :

Conséquence : Il existe $\sigma = \sigma(\varepsilon)$ t.q. $F = S\sigma(\varepsilon)$.

- La quantité σ est appelée contrainte réelle, son unité est : [σ] =MPa. La forme exacte de cette fonction dépend du matériau considéré.
- Il existe un taux de déformation ε_e en deça duquel la traction est réversible ou élastique. Au-delà de ce taux de déformation, la traction est irréversible ou plastique et la fonction ε→ σ(ε) va présenter deux régimes suivant que ε < ε_e (régime élastique) ou que ε > ε_e (régime plastique).



Thomas Young (1773-1829)

・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・

 La quantité ε_e est appelée taux de déformation réel en limite élastique. Elle dépend du matériau et de son état cristallographique (microstructure).

Observation générale, linéarité par rapport à la surface (Hooke)

 La force F dépend du matériau, du taux de déformation réel ε = ln ¹/_{l0} et est proportionnelle à la section S :

Conséquence : Il existe $\sigma = \sigma(\varepsilon)$ t.q. $F = S\sigma(\varepsilon)$.

- La quantité σ est appelée contrainte réelle, son unité est : [σ] =MPa. La forme exacte de cette fonction dépend du matériau considéré.
- Il existe un taux de déformation ε_e en deça duquel la traction est réversible ou élastique. Au-delà de ce taux de déformation, la traction est irréversible ou plastique et la fonction ε → σ(ε) va présenter deux régimes suivant que ε < ε_e (régime élastique) ou que ε > ε_e (régime plastique).



Thomas Young (1773-1829)

 La quantité ε_e est appelée taux de déformation réel en limite élastique. Elle dépend du matériau et de son état cristallographique (microstructure).

Observation générale, linéarité par rapport à la surface (Hooke)

 La force F dépend du matériau, du taux de déformation réel ε = ln ¹/_{l₀} et est proportionnelle à la section S :

Conséquence : Il existe $\sigma = \sigma(\varepsilon)$ t.q. $F = S\sigma(\varepsilon)$.

- La quantité σ est appelée contrainte réelle, son unité est : [σ] =MPa. La forme exacte de cette fonction dépend du matériau considéré.
- Il existe un taux de déformation ε_e en deça duquel la traction est réversible ou élastique. Au-delà de ce taux de déformation, la traction est irréversible ou plastique et la fonction ε → σ(ε) va présenter deux régimes suivant que ε < ε_e (régime élastique) ou que ε > ε_e (régime plastique).



Thomas Young (1773-1829)

 La quantité ε_e est appelée taux de déformation réel en limite élastique. Elle dépend du matériau et de son état cristallographique (microstructure).

Loi de Hooke et d'écrouissage

 Dans le domaine élastique, la fonction ε → σ(ε) est nécessairement linéaire.
C'est une conséquence de la réversibilité des déformations élastiques et du fait que, dans ce régime, un précontrainte ne peut pas influencer la déformabilité de la matière :

$\sigma = \mathbf{E}\varepsilon, \ \varepsilon \leq \varepsilon_{\mathrm{e}}.$ (loi de Hooke)

Le coefficient de proportionalité E est appelé **module d'Young ou d'élasticité**. Il dépend du matériau et est mesuré en MPa.

 Dans le domaine plastique, la fonction ε → σ(ε) peut présenter des formes beaucoup plus générales en principe mesurées expérimentalement. La plupart des métaux recuits suivent assez bien la loi :

$$\sigma = K\varepsilon^n, \, \varepsilon \ge \varepsilon_{\mathrm{e}}, \quad \text{(loi de Ludwik)}$$
 (6)

où l'exposant n est le coefficient d'écrouissage et K le module d'écrouissage.

• Pour que les lois (5) et (6) coïncident à la limite élastique $\varepsilon = \varepsilon_e$ il faut que

$$K = E\varepsilon_{\rm e}^{1-n} \tag{7}$$

・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・

(5)

Loi de Hooke et d'écrouissage

 Dans le domaine élastique, la fonction ε → σ(ε) est nécessairement linéaire. C'est une conséquence de la réversibilité des déformations élastiques et du fait que, dans ce régime, un précontrainte ne peut pas influencer la déformabilité de la matière :

$$\sigma = E\varepsilon, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\rm e}. \quad \text{(loi de Hooke)} \tag{5}$$

Le coefficient de proportionalité E est appelé **module d'Young ou d'élasticité**. Il dépend du matériau et est mesuré en MPa.

 Dans le domaine plastique, la fonction ε → σ(ε) peut présenter des formes beaucoup plus générales en principe mesurées expérimentalement. La plupart des métaux recuits suivent assez bien la loi :

$$\sigma = K\varepsilon^n, \, \varepsilon \ge \varepsilon_e, \quad \text{(loi de Ludwik)}$$
(6)

où l'exposant n est le coefficient d'écrouissage et K le module d'écrouissage.

• Pour que les lois (5) et (6) coïncident à la limite élastique $\varepsilon = \varepsilon_e$ il faut que

$$K = E\varepsilon_{\rm e}^{1-n} \tag{7}$$

・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・

Loi de Hooke et d'écrouissage

 Dans le domaine élastique, la fonction ε → σ(ε) est nécessairement linéaire. C'est une conséquence de la réversibilité des déformations élastiques et du fait que, dans ce régime, un précontrainte ne peut pas influencer la déformabilité de la matière :

$$\sigma = \mathbf{E}\varepsilon, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\rm e}. \quad \text{(Ioi de Hooke)} \tag{5}$$

Le coefficient de proportionalité *E* est appelé **module d'Young ou d'élasticité**. Il dépend du matériau et est mesuré en MPa.

 Dans le domaine plastique, la fonction ε → σ(ε) peut présenter des formes beaucoup plus générales en principe mesurées expérimentalement. La plupart des métaux recuits suivent assez bien la loi :

$$\sigma = K\varepsilon^n, \, \varepsilon \ge \varepsilon_{\rm e}, \quad \text{(Ioi de Ludwik)} \tag{6}$$

où l'exposant n est le coefficient d'écrouissage et K le module d'écrouissage.

• Pour que les lois (5) et (6) coïncident à la limite élastique $\varepsilon = \varepsilon_e$ il faut que

$$K = E\varepsilon_{\rm e}^{1-n} \tag{7}$$

・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・

Loi de Hooke et d'écrouissage

 Dans le domaine élastique, la fonction ε → σ(ε) est nécessairement linéaire. C'est une conséquence de la réversibilité des déformations élastiques et du fait que, dans ce régime, un précontrainte ne peut pas influencer la déformabilité de la matière :

$$\sigma = E\varepsilon, \varepsilon \le \varepsilon_{\rm e}. \quad (\textit{loi de Hooke}) \tag{5}$$

Le coefficient de proportionalité E est appelé **module d'Young ou d'élasticité**. Il dépend du matériau et est mesuré en MPa.

 Dans le domaine plastique, la fonction ε → σ(ε) peut présenter des formes beaucoup plus générales en principe mesurées expérimentalement. La plupart des métaux recuits suivent assez bien la loi :

$$\sigma = K\varepsilon^n, \, \varepsilon \ge \varepsilon_{\rm e}, \quad \text{(Ioi de Ludwik)}$$
(6)

où l'exposant n est le coefficient d'écrouissage et K le module d'écrouissage.

• Pour que les lois (5) et (6) coïncident à la limite élastique $\varepsilon = \varepsilon_e$ il faut que

$$\mathsf{K} = \mathsf{E}\varepsilon_{\mathrm{e}}^{1-n} \tag{7}$$

Loi de Hooke linéarisée

Loi de Hooke et d'écrouissage

 Dans le domaine élastique, la fonction ε → σ(ε) est nécessairement linéaire. C'est une conséquence de la réversibilité des déformations élastiques et du fait que, dans ce régime, un précontrainte ne peut pas influencer la déformabilité de la matière :

$$\sigma = E\varepsilon, \varepsilon \le \varepsilon_{\rm e}. \quad (\textit{loi de Hooke}) \tag{5}$$

Le coefficient de proportionalité E est appelé **module d'Young ou d'élasticité**. Il dépend du matériau et est mesuré en MPa.

 Dans le domaine plastique, la fonction ε → σ(ε) peut présenter des formes beaucoup plus générales en principe mesurées expérimentalement. La plupart des métaux recuits suivent assez bien la loi :

$$\sigma = K\varepsilon^n, \, \varepsilon \ge \varepsilon_e, \quad \text{(Ioi de Ludwik)} \tag{6}$$

où l'exposant n est le coefficient d'écrouissage et K le module d'écrouissage.

• Pour que les lois (5) et (6) coïncident à la limite élastique $\varepsilon = \varepsilon_e$ il faut que

$$K = E\varepsilon_{\rm e}^{1-n} \tag{7}$$

Loi de Hooke et d'écrouissage

 Dans le domaine élastique, la fonction ε → σ(ε) est nécessairement linéaire. C'est une conséquence de la réversibilité des déformations élastiques et du fait que, dans ce régime, un précontrainte ne peut pas influencer la déformabilité de la matière :

$$\sigma = E\varepsilon, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\rm e}. \quad (\textit{loi de Hooke}) \tag{5}$$

Le coefficient de proportionalité E est appelé **module d'Young ou d'élasticité**. Il dépend du matériau et est mesuré en MPa.

 Dans le domaine plastique, la fonction ε → σ(ε) peut présenter des formes beaucoup plus générales en principe mesurées expérimentalement. La plupart des métaux recuits suivent assez bien la loi :

$$\sigma = K\varepsilon^n, \, \varepsilon \ge \varepsilon_e, \quad \text{(Ioi de Ludwik)} \tag{6}$$

où l'exposant n est le coefficient d'écrouissage et K le module d'écrouissage.

• Pour que les lois (5) et (6) coïncident à la limite élastique $\varepsilon = \varepsilon_e$ il faut que

$$K = E\varepsilon_{\rm e}^{1-n} \tag{7}$$

Loi de Hooke et d'écrouissage

 Dans le domaine élastique, la fonction ε → σ(ε) est nécessairement linéaire. C'est une conséquence de la réversibilité des déformations élastiques et du fait que, dans ce régime, un précontrainte ne peut pas influencer la déformabilité de la matière :

$$\sigma = E\varepsilon, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\rm e}. \quad (\textit{loi de Hooke}) \tag{5}$$

Le coefficient de proportionalité E est appelé **module d'Young ou d'élasticité**. Il dépend du matériau et est mesuré en MPa.

 Dans le domaine plastique, la fonction ε → σ(ε) peut présenter des formes beaucoup plus générales en principe mesurées expérimentalement. La plupart des métaux recuits suivent assez bien la loi :

$$\sigma = K \varepsilon^n, \, \varepsilon \ge \varepsilon_e, \quad \text{(Ioi de Ludwik)}$$
 (6)

où l'exposant n est le coefficient d'écrouissage et K le module d'écrouissage.

• Pour que les lois (5) et (6) coïncident à la limite élastique $\varepsilon = \varepsilon_e$ il faut que

$$K = E\varepsilon_{\rm e}^{1-n} \tag{7}$$

Loi de Hooke et d'écrouissage

 Dans le domaine élastique, la fonction ε → σ(ε) est nécessairement linéaire. C'est une conséquence de la réversibilité des déformations élastiques et du fait que, dans ce régime, un précontrainte ne peut pas influencer la déformabilité de la matière :

$$\sigma = E\varepsilon, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\rm e}. \quad (\textit{loi de Hooke}) \tag{5}$$

Le coefficient de proportionalité E est appelé **module d'Young ou d'élasticité**. Il dépend du matériau et est mesuré en MPa.

 Dans le domaine plastique, la fonction ε → σ(ε) peut présenter des formes beaucoup plus générales en principe mesurées expérimentalement. La plupart des métaux recuits suivent assez bien la loi :

$$\sigma = K\varepsilon^n, \, \varepsilon \ge \varepsilon_e, \quad \text{(Ioi de Ludwik)} \tag{6}$$

où l'exposant n est le coefficient d'écrouissage et K le module d'écrouissage.

• Pour que les lois (5) et (6) coïncident à la limite élastique $\varepsilon = \varepsilon_e$ il faut que

$$K = E\varepsilon_{\rm e}^{1-n} \tag{7}$$

Ioi de Hooke et de Ludwik aux tableaux

Loi de Hooke et d'écrouissage

 Dans le domaine élastique, la fonction ε → σ(ε) est nécessairement linéaire. C'est une conséquence de la réversibilité des déformations élastiques et du fait que, dans ce régime, un précontrainte ne peut pas influencer la déformabilité de la matière :

$$\sigma = E\varepsilon, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\rm e}. \quad (\textit{loi de Hooke}) \tag{5}$$

Le coefficient de proportionalité E est appelé **module d'Young ou d'élasticité**. Il dépend du matériau et est mesuré en MPa.

 Dans le domaine plastique, la fonction ε → σ(ε) peut présenter des formes beaucoup plus générales en principe mesurées expérimentalement. La plupart des métaux recuits suivent assez bien la loi :

$$\sigma = K \varepsilon^n, \, \varepsilon \ge \varepsilon_e, \quad \text{(Ioi de Ludwik)}$$
 (6)

où l'exposant n est le coefficient d'écrouissage et K le module d'écrouissage.

• Pour que les lois (5) et (6) coïncident à la limite élastique $\varepsilon = \varepsilon_e$ il faut que

$$K = E\varepsilon_{\rm e}^{1-n} \tag{7}$$

Courbe de traction et limite élastique réelles



 La quantité σ_e = Eε_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... Cela justifie l'importance de la partie plastique de la courbe de traction dans ce cours.

< □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □

Courbe de traction et limite élastique réelles



 La quantité σ_e = Eε_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 importante de la partie plastique de la courbe de traction dans ce cours.

Courbe de traction et limite élastique réelles



 La quantité σ_e = Eε_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 leu par ces procédés ameneront le niveau de contrainte au delà de la valeur σ... Cela justifie l'importance de la partie plastique de la courbe de traction dans ce cours.

Courbe de traction et limite élastique réelles



 La quantité σ_e = Eε_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 importance de la

partie plastique de la courbe de traction dans ce cours.

Courbe de traction et limite élastique réelles



 La quantité σ_e = Eε_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 microscopique et augmentation

- 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)
 - International internation (provident international point suppression for points the points the points of a gradient of the supervision of the supervisio
 - par ajout d'éléments d'alliage).

Ecoulement du matériau

2.3.4 Limite élastique réelle

- 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)

 - pri post di mistrario di mismo post Mangana ini Makambana (dumismoni) pri pisti di mistrario di mismo)

- 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 accruissant la densita de districation car les districations geneint leon momements mutuels (phénomène d'écroutesage), en raffinant la microstructure du matériau pour augmenter les joints de
 - grains qui eux aussi génent le mouvement des dislocations;
 - en ajoutant des impuretés pour bloquer les dislocations (durcissement par ajout d'éléments d'alliage).

- 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 génent le mouvement des dislocations.
 - en ajoutant des impuratés pour bloquer les dislocations (durcissement par ajout d'éléments d'alliage).

- 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).

・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・

- 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).

- 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

- 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).

- 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).

Régle générale

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

0 < *n* < 1.

Régle générale

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

0 < *n* < 1.

► Valeurs possibles de n



Régle générale

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

0 < *n* < 1.

Régle générale

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

0 < *n* < 1.

Discussion des valeurs possibles de n

• 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.

Régle générale

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

0 < *n* < 1.

Discussion des valeurs possibles de n

 Le cas limite n = 0 correspond à un matériau au comportement plastique idéal. Dans ce cas σ = c^{ste} au delà de la limite élastique

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

Régle générale

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

0 < *n* < 1.

Discussion des valeurs possibles de n

 Le cas limite n = 0 correspond à un matériau au comportement plastique idéal. Dans ce cas σ = c^{ste} au delà de la limite élastique

 $n_{or} \simeq 0.$

・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・

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

Régle générale

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

0 < *n* < 1.

Discussion des valeurs possibles de n

 Le cas limite n = 0 correspond à un matériau au comportement plastique idéal. Dans ce cas σ = c^{ste} au delà de la limite élastique

 $n_{or} \simeq 0.$

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

Régle générale

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

0 < *n* < 1.

Discussion des valeurs possibles de n

 Le cas limite n = 0 correspond à un matériau au comportement plastique idéal. Dans ce cas σ = c^{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 ≃ 1, plus on le déforme plus le matériau est dur à travailler
Régle générale

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

0 < *n* < 1.

Discussion des valeurs possibles de n

 Le cas limite n = 0 correspond à un matériau au comportement plastique idéal. Dans ce cas σ = c^{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 ≃ 1, plus on le déforme plus le matériau est dur à travailler (écrouissage par augmentation de la densité de dislocations)

Régle générale

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

0 < *n* < 1.

Discussion des valeurs possibles de n

 Le cas limite n = 0 correspond à un matériau au comportement plastique idéal. Dans ce cas σ = c^{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 ≃ 1, plus on le déforme plus le matériau est dur à travailler (écrouissage par augmentation de la densité de dislocations)

 $n_{cuivre} \simeq 1.$

Régle générale

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

0 < *n* < 1.

Discussion des valeurs possibles de n

 Le cas limite n = 0 correspond à un matériau au comportement plastique idéal. Dans ce cas σ = c^{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 ≃ 1, plus on le déforme plus le matériau est dur à travailler (écrouissage par augmentation de la densité de dislocations)

 $n_{cuivre} \simeq 1$.

• Valeurs de *n* pour différents matériaux

Régle générale

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

0 < *n* < 1.

Discussion des valeurs possibles de n

 Le cas limite n = 0 correspond à un matériau au comportement plastique idéal. Dans ce cas σ = c^{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 ≃ 1, plus on le déforme plus le matériau est dur à travailler (écrouissage par augmentation de la densité de dislocations)

 $n_{cuivre} \simeq 1$.

Exos 1 et 2, Série 1 : Taux nominaux et réels, loi de Hooke

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.



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 σ = 0 en ligne droite.
- Elle rejoint l'axe $\sigma = 0$ en l'abscisse ε_p : le taux de déformation réel permanent.



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.



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.



- 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.



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.



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.



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.



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.



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.



・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・

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.

・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・

- 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**. Contra dont de la particulation de montes
- Elle rejoint l'axe $\sigma = 0$ en l'abscisse ε_p : le taux de déformation réel permanent.



- 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.



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 σ = 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.



- 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 σ = 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.



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 σ = 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.



- 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 σ = 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.



- 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 σ = 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.



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 σ = 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.



- 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 σ = 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.



- 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 σ = 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.



- 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 σ = 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.



- 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 σ = 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.



- 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 σ = 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.



- 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 σ = 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.



- 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 σ = 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.



- 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

- 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 (c.d.)



Fig.9 Reprise de l'exp. de traction après relaxation.

- 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 (c.d.)



Fig.9 Reprise de l'exp. de traction après relaxation.

- 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.

- 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.

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.
2.5.2 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.

Rupture et déformation permanente maximale

- 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 la est la contrainte de traction ultime (réelle). Elle est notée aux
- Depuis la situation de rupture, la relaxation amène l'échantillon à un état de déformation permanente caractérisé par le taux réel :

 Le taux ε_{pult} est ainsi le plus grand taux de déformation qu'on peut induire de façon permanente dans un échantillon !





Rupture et déformation permanente maximale

- 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 reelle mesure à ce moment la est la contrainte de traction ultime (réelle). Elle est notée aux
- Depuis la situation de rupture, la relaxation amène l'échantillon à un état de déformation permanente caractérisé par le taux réel :

 Le taux e_{pult} est ainsi le plus grand taux de déformation qu'on peut induire de façon permanente dans un échantillon !





< □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □

Rupture et déformation permanente maximale

- 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 reelle mesure à ce moment la est la contrainte de traction ultime (réelle). Elle est notée aux
- Depuis la situation de rupture, la relaxation amène l'échantillon à un état de déformation permanente caractérisé par le taux réel :

 Le taux e_{pult} est ainsi le plus grand taux de déformation qu'on peut induire de façon permanente dans un échantillon !



σ, Pa

< □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □

Rupture et déformation permanente maximale

- 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 reelle mesure à ce moment la est la contrainte de traction ultime (réelle). Elle est notée aux
- Depuis la situation de rupture, la relaxation amène l'échantillon à un état de déformation permanente caractérisé par le taux réel :

 Le taux e_{pult} est ainsi le plus grand taux de déformation qu'on peut induire de façon permanente dans un échantillon !



Rupture et déformation permanente maximale

- 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 reelle mesure à ce moment la est la contrainte de traction ultime (réelle). Elle est notée aux
- Depuis la situation de rupture, la relaxation amène l'échantillon à un état de déformation permanente caractérisé par le taux réel :

 Le taux e_{pult} est ainsi le plus grand taux de déformation qu'on peut induire de façon permanente dans un échantillon !



Rupture et déformation permanente maximale

- 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 reelle mesure à ce moment la est la contrainte de traction ultime (réelle). Elle est notée aux
- Depuis la situation de rupture, la relaxation amène l'échantillon à un état de déformation permanente caractérisé par le taux réel :

 Le taux e_{pult} est ainsi le plus grand taux de déformation qu'on peut induire de façon permanente dans un échantillon !



Rupture et déformation permanente maximale

- 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 reelle mesure à ce moment la est la contrainte de traction ultime (réelle). Elle est notée a_{ult}
- Depuis la situation de rupture, la relaxation amène l'échantillon à un état de déformation permanente caractérisé par le taux réel :

 Le taux e_{pult} est ainsi le plus grand taux de déformation qu'on peut induire de façon permanente dans un échantillon !



Rupture et déformation permanente maximale

- 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 reelle mesure à ce moment la est la contrainte de traction ultime (réelle). Elle est notée a_{ult}
- Depuis la situation de rupture, la relaxation amène l'échantillon à un état de déformation permanente caractérisé par le taux réel :

 Le taux e_{pult} est ainsi le plus grand taux de déformation qu'on peut induire de façon permanente dans un échantillon !



Rupture et déformation permanente maximale

- 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 e_{pult} est ainsi le plus grand taux de déformation qu'on peut induire de façon permanente dans un échantillon !



Rupture et déformation permanente maximale

- 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 e_{pult} est ainsi le plus grand taux de déformation qu'on peut induire de façon permanente dans un échantillon !



Rupture et déformation permanente maximale

- 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 e_{pult} est ainsi le plus grand taux de déformation qu'on peut induire de façon permanente dans un échantillon !



Rupture et déformation permanente maximale

- 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 :



< □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □

Rupture et déformation permanente maximale

- 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 :



Rupture et déformation permanente maximale

- 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 :



・コト・(雪ト・(ヨト・(雪ト・(コト)))

Rupture et déformation permanente maximale

- 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 :

$$\varepsilon_{p;ult} = \varepsilon_{ult} - \varepsilon_{e}^{1-n} \varepsilon_{ult}^{n}$$
(8)

e plus grand taux peut induire de s un échantillon

$$\sigma_{ult}$$

e plus grand taux peut induire de s un échantillon

e plus grand taux peut induire de s un échantillon

e plus grand taux peut induire de s un échantillon

e plus grand taux peut induire de s un échantillon

e plus grand taux peut induire de s un échantillon

e plus grand taux peut induire de s un échantillon

e plus grand taux peut induire de s un échantillon

e plus grand taux peut induire de s un échantillon

e plus grand taux peut induire de s un échantillon

e plus grand taux peut induire de s un échantillon

e plus grand taux peut induire de s un échantillon

e plus grand taux peut induire de s un échantillon

e plus grand taux peut induire de s un échantillon

e plus grand taux peut induire de s un échantillon

e plus grand taux peut induire de s un échantillon

e plus grand taux peut induire de s un échantillon

e plus grand taux peut induire de s un échantillon

e plus grand taux peut induire de s un échantillon

e plus grand taux peut induire de s un échantillon

e plus grand taux peut induire de s un échantillon

e plus grand taux peut induire de s un échantillon

e plus grand taux peut induire de s un échantillon

e plus grand taux peut induire de s un échantillon

e plus grand taux peut induire de s un échantillon

e plus grand taux peut induire de s un échantillon

e plus grand taux peut induire de s un échantillon

e plus grand taux peut induire de s un échantillon

e plus grand taux peut induire de s un échantillon

e plus grand taux peut induire de s un échantillon

e plus grand taux peut induire de s un échantillon

e plus grand taux peut induire de s un échantillon

e plus grand taux peut induire de s un échantillon

e plus grand taux peut indui

Rupture et déformation permanente maximale

- 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 :

$$\sigma_{result} = \varepsilon_{ult} - \varepsilon_e^{1-n} \varepsilon_{ult}^{n}$$

$$\sigma_{ult} = \varepsilon_{ult} - \varepsilon_e^{1-n} \varepsilon_{ult}^{n}$$

$$\sigma_{ult} = \varepsilon_{ult} - \varepsilon_{ult}^{n} + \varepsilon_{ult}^{n} +$$

 Le taux e_{pult} est ainsi le plus grand taux de déformation qu'on peut induire de façon permanente dans un échantillon !

2.7.3).

Rupture et déformation permanente maximale

- 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 ٠ déformation permanente caractérisé par le taux réel :



ε_{p:ult}

ATTEN ultime d et qui re de sect 2.7.3).

Rupture et déformation permanente maximale

- 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 :

$$\varepsilon_{p;ult} = \varepsilon_{ult} - \varepsilon_e^{1 - n} \varepsilon_{ult}^n$$
(8)

Le taux $\varepsilon_{p;ult}$ est ainsi le plus grand taux de déformation qu'on peut induire de façon permanente dans un échantillon !

TION : Il ne faut pas confondre la contrainte de traction rut et la résistance R_m qui sera introduite au trspt. 2.7.1 pprésente la force maximale qu'un échantillon de traction in initiale unité peut supporter sans rompre (cf. trspt.

6. Les propriétés géométriques, loi de Poisson

7. La force de traction et la contrainte nominale

8. L'inversion de la fonction de traction, applications

Elasticité-Loi de Poisson

 Avant que des cous étroits n'apparaissent sur l'échantillon (striction) l'échantillon reste cylindrique, mais son rayon diminue. Le but de ce paragraphe est de trouver un moyen d'exprimer le rayon, la section droite et le volume de l'échantillon en fonction du taux de déformation e :

$$r = r(\varepsilon), \quad S = S(\varepsilon) \quad et \quad V = V(\varepsilon),$$

à l'instar de ce qu'on a fait dans la section qui précède pour la longueur et la contrainte réelle : $I = I(\varepsilon) = I_0 \mathbf{e}^{\varepsilon}$ et $\sigma = \sigma(\varepsilon) = E\varepsilon$.

 Dans le domaine élastique (ε < ε_e), la variation relative de rayon et l' accroissement relatif de longueur sont proportionnels



Elasticité-Loi de Poisson

 Avant que des cous étroits n'apparaissent sur l'échantillon (striction) l'échantillon reste cylindrique, mais son rayon diminue. Le but de ce paragraphe est de trouver un moyen d'exprimer le rayon, la section droite et le volume de l'échantillon en fonction du taux de déformation ε :

 $r = r(\varepsilon), \quad S = S(\varepsilon) \quad et \quad V = V(\varepsilon),$

à l'instar de ce qu'on a fait dans la section qui précède pour la longueur et la contrainte réelle : $I = I(\varepsilon) = I_0 \mathbf{e}^{\varepsilon}$ et $\sigma = \sigma(\varepsilon) = E\varepsilon$.

 Dans le domaine élastique (ε < ε_e), la variation relative de rayon et l' accroissement relatif de longueur sont proportionnels



- La coordiction e > lo act appedi constituient de Palazon. Giust una consciliciation microciana importante des mathiaus.

Elasticité-Loi de Poisson

 Avant que des cous étroits n'apparaissent sur l'échantillon (striction) l'échantillon reste cylindrique, mais son rayon diminue. Le but de ce paragraphe est de trouver un moyen d'exprimer le rayon, la section droite et le volume de l'échantillon en fonction du taux de déformation ε :

 $r = r(\varepsilon), \quad S = S(\varepsilon) \quad et \quad V = V(\varepsilon),$

・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・

à l'instar de ce qu'on a fait dans la section qui précède pour la longueur et la contrainte réelle : $I = I(\varepsilon) = I_0 \mathbf{e}^{\varepsilon}$ et $\sigma = \sigma(\varepsilon) = E\varepsilon$.

 Dans le domaine élastique (ε < ε_e), la variation relative de rayon et l' accroissement relatif de longueur sont proportionnels



Elasticité-Loi de Poisson

 Avant que des cous étroits n'apparaissent sur l'échantillon (striction) l'échantillon reste cylindrique, mais son rayon diminue. Le but de ce paragraphe est de trouver un moyen d'exprimer le rayon, la section droite et le volume de l'échantillon en fonction du taux de déformation ε :

 $r = r(\varepsilon), \quad S = S(\varepsilon) \quad et \quad V = V(\varepsilon),$

à l'instar de ce qu'on a fait dans la section qui précède pour la longueur et la contrainte réelle : $I = I(\varepsilon) = I_0 \mathbf{e}^{\varepsilon}$ et $\sigma = \sigma(\varepsilon) = E\varepsilon$.

 Dans le domaine élastique (ε < ε_e), la variation relative de rayon et l' accroissement relatif de longueur sont proportionnels



La coefficient 4 > 0 est appelé coefficient de Poieson. C'est une caractéristique mécanique importante des matérieux.

"Programme" aux tableaux

Elasticité-Loi de Poisson

 Avant que des cous étroits n'apparaissent sur l'échantillon (striction) l'échantillon reste cylindrique, mais son rayon diminue. Le but de ce paragraphe est de trouver un moyen d'exprimer le rayon, la section droite et le volume de l'échantillon en fonction du taux de déformation ε :

$$r = r(\varepsilon), \quad S = S(\varepsilon) \quad et \quad V = V(\varepsilon),$$

・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・

à l'instar de ce qu'on a fait dans la section qui précède pour la longueur et la contrainte réelle : $I = I(\varepsilon) = I_0 \mathbf{e}^{\varepsilon}$ et $\sigma = \sigma(\varepsilon) = E\varepsilon$.

 Dans le domaine élastique (ε < ε_e), la variation relative de rayon et l' accroissement relatif de longueur sont proportionnels



Elasticité-Loi de Poisson

 Avant que des cous étroits n'apparaissent sur l'échantillon (striction) l'échantillon reste cylindrique, mais son rayon diminue. Le but de ce paragraphe est de trouver un moyen d'exprimer le rayon, la section droite et le volume de l'échantillon en fonction du taux de déformation ε :

$$r = r(\varepsilon), \quad S = S(\varepsilon) \quad et \quad V = V(\varepsilon),$$

・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・

à l'instar de ce qu'on a fait dans la section qui précède pour la longueur et la contrainte réelle : $I = I(\varepsilon) = I_0 \mathbf{e}^{\varepsilon}$ et $\sigma = \sigma(\varepsilon) = E\varepsilon$.

 Dans le domaine élastique (ε < ε_e), la variation relative de rayon et l' accroissement relatif de longueur sont proportionnels

$$\frac{dr}{r} = -\nu \frac{dl}{l} \quad (déf. \, \acute{e}lastique) \qquad (9)$$

Elasticité-Loi de Poisson

 Avant que des cous étroits n'apparaissent sur l'échantillon (striction) l'échantillon reste cylindrique, mais son rayon diminue. Le but de ce paragraphe est de trouver un moyen d'exprimer le rayon, la section droite et le volume de l'échantillon en fonction du taux de déformation ε :

$$r = r(\varepsilon), \quad S = S(\varepsilon) \quad et \quad V = V(\varepsilon),$$

・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・

à l'instar de ce qu'on a fait dans la section qui précède pour la longueur et la contrainte réelle : $I = I(\varepsilon) = I_0 \mathbf{e}^{\varepsilon}$ et $\sigma = \sigma(\varepsilon) = E\varepsilon$.

 Dans le domaine élastique (ε < ε_e), la variation relative de rayon et l' accroissement relatif de longueur sont proportionnels

$$\frac{dr}{r} = -\nu \frac{dl}{l} \quad (déf. \, \acute{e}lastique) \tag{9}$$

Elasticité-Loi de Poisson

 Avant que des cous étroits n'apparaissent sur l'échantillon (striction) l'échantillon reste cylindrique, mais son rayon diminue. Le but de ce paragraphe est de trouver un moyen d'exprimer le rayon, la section droite et le volume de l'échantillon en fonction du taux de déformation ε :

$$r = r(\varepsilon), \quad S = S(\varepsilon) \quad et \quad V = V(\varepsilon),$$

・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・

à l'instar de ce qu'on a fait dans la section qui précède pour la longueur et la contrainte réelle : $I = I(\varepsilon) = I_0 \mathbf{e}^{\varepsilon}$ et $\sigma = \sigma(\varepsilon) = E\varepsilon$.

 Dans le domaine élastique (ε < ε_e), la variation relative de rayon et l' accroissement relatif de longueur sont proportionnels

$$\frac{dr}{r} = -\nu \frac{dl}{l} \quad (déf. \, \acute{e}lastique) \tag{9}$$

Elasticité-Loi de Poisson

 Avant que des cous étroits n'apparaissent sur l'échantillon (striction) l'échantillon reste cylindrique, mais son rayon diminue. Le but de ce paragraphe est de trouver un moyen d'exprimer le rayon, la section droite et le volume de l'échantillon en fonction du taux de déformation ε :

$$r = r(\varepsilon), \quad S = S(\varepsilon) \quad et \quad V = V(\varepsilon),$$

・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・

à l'instar de ce qu'on a fait dans la section qui précède pour la longueur et la contrainte réelle : $I = I(\varepsilon) = I_0 \mathbf{e}^{\varepsilon}$ et $\sigma = \sigma(\varepsilon) = E\varepsilon$.

 Dans le domaine élastique (ε < ε_e), la variation relative de rayon et l' accroissement relatif de longueur sont proportionnels

$$\frac{dr}{r} = -\nu \frac{dl}{l} \quad (déf. \, \acute{e}lastique) \tag{9}$$

Elasticité-Loi de Poisson

 Avant que des cous étroits n'apparaissent sur l'échantillon (striction) l'échantillon reste cylindrique, mais son rayon diminue. Le but de ce paragraphe est de trouver un moyen d'exprimer le rayon, la section droite et le volume de l'échantillon en fonction du taux de déformation ε :

$$r = r(\varepsilon), \quad S = S(\varepsilon) \quad et \quad V = V(\varepsilon),$$

à l'instar de ce qu'on a fait dans la section qui précède pour la longueur et la contrainte réelle : $I = I(\varepsilon) = I_0 \mathbf{e}^{\varepsilon}$ et $\sigma = \sigma(\varepsilon) = E\varepsilon$.

 Dans le domaine élastique (ε < ε_e), la variation relative de rayon et l' accroissement relatif de longueur sont proportionnels

$$\frac{dr}{r} = -\nu \frac{dl}{l} \quad (déf. \, \acute{e}lastique) \tag{9}$$

Elasticité-Loi de Poisson

 Avant que des cous étroits n'apparaissent sur l'échantillon (striction) l'échantillon reste cylindrique, mais son rayon diminue. Le but de ce paragraphe est de trouver un moyen d'exprimer le rayon, la section droite et le volume de l'échantillon en fonction du taux de déformation ε :

$$r = r(\varepsilon), \quad S = S(\varepsilon) \quad et \quad V = V(\varepsilon),$$

à l'instar de ce qu'on a fait dans la section qui précède pour la longueur et la contrainte réelle : $I = I(\varepsilon) = I_0 \mathbf{e}^{\varepsilon}$ et $\sigma = \sigma(\varepsilon) = E\varepsilon$.

 Dans le domaine élastique (ε < ε_e), la variation relative de rayon et l' accroissement relatif de longueur sont proportionnels

$$\frac{dr}{r} = -\nu \frac{dl}{l} \quad (déf. \, \acute{e}lastique) \tag{9}$$



Elasticité-Loi de Poisson

 Avant que des cous étroits n'apparaissent sur l'échantillon (striction) l'échantillon reste cylindrique, mais son rayon diminue. Le but de ce paragraphe est de trouver un moyen d'exprimer le rayon, la section droite et le volume de l'échantillon en fonction du taux de déformation ε :

$$r = r(\varepsilon), \quad S = S(\varepsilon) \quad et \quad V = V(\varepsilon),$$

à l'instar de ce qu'on a fait dans la section qui précède pour la longueur et la contrainte réelle : $I = I(\varepsilon) = I_0 \mathbf{e}^{\varepsilon}$ et $\sigma = \sigma(\varepsilon) = E\varepsilon$.

 Dans le domaine élastique (ε < ε_e), la variation relative de rayon et l' accroissement relatif de longueur sont proportionnels

$$\frac{dr}{r} = -\nu \frac{dl}{l}$$
 (déf. élastique)

(9)

 Le coefficient v > 0 est appelé coefficient de Poisson. C'est une caractéristique mécanique importante des matériaux.



Formule de Poisson différentielle aux tableaux

Elasticité-Loi de Poisson

 Avant que des cous étroits n'apparaissent sur l'échantillon (striction) l'échantillon reste cylindrique, mais son rayon diminue. Le but de ce paragraphe est de trouver un moyen d'exprimer le rayon, la section droite et le volume de l'échantillon en fonction du taux de déformation ε :

$$r = r(\varepsilon), \quad S = S(\varepsilon) \quad et \quad V = V(\varepsilon),$$

à l'instar de ce qu'on a fait dans la section qui précède pour la longueur et la contrainte réelle : $I = I(\varepsilon) = I_0 \mathbf{e}^{\varepsilon}$ et $\sigma = \sigma(\varepsilon) = E\varepsilon$.

 Dans le domaine élastique (ε < ε_e), la variation relative de rayon et l' accroissement relatif de longueur sont proportionnels

$$\frac{dr}{r} = -\nu \frac{dl}{l} \quad (déf. \, \acute{e}lastique) \tag{9}$$



Elasticité-Loi de Poisson

· L'équation différentielle (9) s'intègre en

$$\frac{r}{r_0} = \mathbf{e}^{-\nu\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\mathrm{e}}. \tag{10}$$

• Les rapports entre sections ($S = \pi r^2$ et $S_0 = \pi r_0^2$) et entre volumes (V = Sl et $V_0 = S_0 l_0$) sont :

$$\frac{S}{S_0}$$
 (11)

$$\frac{V}{V_0} = 50.0$$
 (12)

Lors de l'expérience de traction, longueur et volume augmentent simultanément.

$$\nu \le 0.5$$
 (13)

Si $v = \frac{1}{2}$, lo volume reste cst. (V = N_{cl} , l'échantillon est dit incompressible.

●●● 単則 《四》《四》《曰》 《□》

Elasticité-Loi de Poisson

· L'équation différentielle (9) s'intègre en

$$\frac{r}{r_0} = \mathbf{e}^{-\nu\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\mathrm{e}}. \tag{10}$$

• Les rapports entre sections ($S = \pi r^2$ et $S_0 = \pi r_0^2$) et entre volumes (V = Sl et $V_0 = S_0 l_0$) sont :

$$\frac{S}{S_0}$$
 (11)

$$\frac{V}{V_0} = \frac{1}{2} \frac{V_0}{V_0}$$
(12)

・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・

Lors de l'expérience de traction, longueur et volume augmentent simultanément.

Elasticité-Loi de Poisson

· L'équation différentielle (9) s'intègre en

$$\frac{r}{r_0} = \mathbf{e}^{-\nu\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\mathrm{e}}. \tag{10}$$

* Les rapports entre sections (S = πr^2 et S₀ = πr_0^2) et entre volumes (V = SI et V₀ = S₀/₀) sont :

$$\frac{S}{S_0}$$
 (11)

$$\frac{V}{V_0} = 50.0$$
 (12)

Lors de l'expérience de traction, longueur et volume augmentent simultanément.

$$\nu \le 0.5$$
 (13)

Si $v = \frac{1}{2}$, lo volume reste cst. (V = N_{cl} , l'échantillon est dit incompressible.

◆□> ◆□> ◆□> ◆□> ◆□> ◆□> ◆□>
Elasticité-Loi de Poisson

· L'équation différentielle (9) s'intègre en

$$\frac{r}{r_0} = \mathbf{e}^{-\nu\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\mathrm{e}}. \tag{10}$$

* Les rapports entre sections (S = πr^2 et S₀ = πr_0^2) et entre volumes (V = SI et V₀ = S₀/₀) sont :

$$\frac{S}{S_0}$$
 (11)

$$\frac{V}{V_0} = 50.0$$
 (12)

Lors de l'expérience de traction, longueur et volume augmentent simultanément.

$$\nu \le 0.5$$
 (13)

Si $v = \frac{1}{2}$, lo volume reste cst. (V = N_{cl} , l'échantillon est dit incompressible.

◆□> ◆□> ◆□> ◆□> ◆□> ◆□> ◆□>

Elasticité-Loi de Poisson

· L'équation différentielle (9) s'intègre en

$$\frac{r}{r_0} = \mathbf{e}^{-\nu\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\mathrm{e}}. \tag{10}$$

* Les rapports entre sections (S = πr^2 et S₀ = πr_0^2) et entre volumes (V = SI et V₀ = S₀/₀) sont :

$$\frac{S}{S_0}$$
 (11)

$$\frac{V}{V_0} = 50.0$$
 (12)

Lors de l'expérience de traction, longueur et volume augmentent simultanément.

$$\nu \le 0.5$$
 (13)

Si $v = \frac{1}{2}$, lo volume reste cst. (V = N_{cl} , l'échantillon est dit incompressible.

◆□> ◆□> ◆□> ◆□> ◆□> ◆□> ◆□>

Elasticité-Loi de Poisson

· L'équation différentielle (9) s'intègre en

$$\frac{r}{r_0} = \mathbf{e}^{-\nu\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\mathrm{e}}. \tag{10}$$

* Les rapports entre sections (S = πr^2 et S₀ = πr_0^2) et entre volumes (V = SI et V₀ = S₀/₀) sont :

$$\frac{S}{S_0}$$
 (11)

$$\frac{V}{V_0} = 50.0$$
 (12)

Lors de l'expérience de traction, longueur et volume augmentent simultanément.

$$\nu \le 0.5$$
 (13)

Si $v = \frac{1}{2}$, lo volume reste cst. (V = N_{cl} , l'échantillon est dit incompressible.

◆□> ◆□> ◆□> ◆□> ◆□> ◆□> ◆□>

Elasticité-Loi de Poisson

L'équation différentielle (9) s'intègre en

$$\frac{r}{r_0} = \mathbf{e}^{-\nu\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\mathrm{e}}. \tag{10}$$

• Les rapports entre sections ($S = \pi r^2$ et $S_0 = \pi r_0^2$) et entre volumes (V = SI et $V_0 = S_0 l_0$) sont :

$$\frac{S}{S_0} = \left(\frac{r}{t_0}\right)^{-1} \tag{11}$$

$$\frac{V}{V_0} = \frac{S_0 I}{S_0 b} \tag{12}$$

Lors de l'expérience de traction, longueur et volume augmentent simultanément.

$$\nu \le 0.5$$
 (13)

Si $v = \frac{1}{2}$, lo volume reste cst. (V = N_{cl} , l'échantillon est dit incompressible.

<□> <■> <=> <=> <=> <=> <=> <<=><<=><</p>

Elasticité-Loi de Poisson

L'équation différentielle (9) s'intègre en

$$\frac{r}{r_0} = \mathbf{e}^{-\nu\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\mathrm{e}}. \tag{10}$$

Les rapports entre sections ($S = \pi r^2$ et $S_0 = \pi r_0^2$) et entre volumes (V = SI et $V_0 = S_0 t_0$) sont :

$$\frac{S}{S_0} = \left(\frac{r}{r_0}\right)^2 \tag{11}$$

$$\frac{V}{V_0} = \frac{S_0}{S_0} \frac{1}{h_0} = 0$$
 (12)

Lors de l'expérience de traction, longueur et volume augmentent simultanément.

$$\nu \le 0.5$$
 (13)

Si $v = \frac{1}{2}$, lo volume reste cst. (V = N_{cl} , l'échantillon est dit incompressible.

◆□ → ◆□ → ◆三 → ◆□ → ◆□ →

Elasticité-Loi de Poisson

L'équation différentielle (9) s'intègre en

$$\frac{r}{r_0} = \mathbf{e}^{-\nu\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\mathrm{e}}. \tag{10}$$

• Les rapports entre sections ($S = \pi r^2$ et $S_0 = \pi r_0^2$) et entre volumes (V = SI et $V_0 = S_0 I_0$) sont :

$$\frac{S}{S_0} = \left(\frac{r}{r_0}\right)^2 \tag{11}$$
$$\frac{V}{V_0} = \frac{S}{S_0} \frac{1}{b} \tag{12}$$

Lors de l'expérience de traction, longueur et volume augmentent simultanément.

$$\nu \le 0.5$$
 (13)

Si $v = \frac{1}{2}$, le volume reste cel. (V = N_{ch} , l'échantillon est dit incompressible.

●●● 単則 《四》《四》《日》 《日》

Elasticité-Loi de Poisson

L'équation différentielle (9) s'intègre en

$$\frac{r}{r_0} = \mathbf{e}^{-\nu\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\rm e}. \tag{10}$$

• Les rapports entre sections ($S = \pi r^2$ et $S_0 = \pi r_0^2$) et entre volumes (V = SI et $V_0 = S_0 I_0$) sont :

$$\frac{S}{S_0} = \left(\frac{r}{r_0}\right)^2 = e^{-2z\epsilon}, \ \epsilon \le \epsilon$$
 (11)

$$\frac{V}{V_0} = \frac{S}{S_0} \frac{I}{b_0}$$
(12)

Lors de l'expérience de traction, longueur et volume augmentent simultanément.

$$v \le 0.5$$
 (13)

Si $v = \frac{1}{2}$, lo volume reste cel. (V = Vol. l'échantillon est dit incompressible.

Elasticité-Loi de Poisson

L'équation différentielle (9) s'intègre en

$$\frac{r}{r_0} = \mathbf{e}^{-\nu\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\rm e}. \tag{10}$$

• Les rapports entre sections ($S = \pi r^2$ et $S_0 = \pi r_0^2$) et entre volumes (V = SI et $V_0 = S_0 I_0$) sont :

$$\frac{S}{S_0} = \left(\frac{r}{r_0}\right)^2 = e^{-2\nu\varepsilon}, \ \varepsilon \le \varepsilon_e \tag{11}$$

$$\frac{V}{V_0} = \frac{S}{S_0} \frac{I}{b_0}$$
(12)

Lors de l'expérience de traction, longueur et volume augmentent simultanément.

$$\nu \le 0.5$$
 (13)

Si $v = \frac{1}{2}$, lo volume reste cel. (V = Vol. l'échantillon est dit incompressible.

Elasticité-Loi de Poisson

L'équation différentielle (9) s'intègre en

$$\frac{r}{r_0} = \mathbf{e}^{-\nu\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\rm e}. \tag{10}$$

• Les rapports entre sections ($S = \pi r^2$ et $S_0 = \pi r_0^2$) et entre volumes (V = SI et $V_0 = S_0 I_0$) sont :

$$\frac{S}{S_0} = \left(\frac{r}{r_0}\right)^2 = e^{-2\nu\varepsilon}, \ \varepsilon \le \varepsilon_e \tag{11}$$

$$\frac{V}{V_0} = \frac{S}{S_0} \frac{I}{b_0} \tag{12}$$

Lors de l'expérience de traction, longueur et volume augmentent simultanément.

$$v \le 0.5$$
 (13)

Si $v = \frac{1}{2}$, lo volume reste cel. (V = Vol. l'échantillon est dit incompressible.

Elasticité-Loi de Poisson

L'équation différentielle (9) s'intègre en

$$\frac{r}{r_0} = \mathbf{e}^{-\nu\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\rm e}. \tag{10}$$

• Les rapports entre sections ($S = \pi r^2$ et $S_0 = \pi r_0^2$) et entre volumes (V = SI et $V_0 = S_0 I_0$) sont :

$$\frac{S}{S_0} = \left(\frac{r}{r_0}\right)^2 = \mathbf{e}^{-2\nu\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\mathrm{e}} \tag{11}$$

$$\frac{V}{V_0} = \frac{S}{S_0} \frac{I}{b_0} \tag{12}$$

Lors de l'expérience de traction, longueur et volume augmentent simultanément.

$$v \le 0.5$$
 (13)

Si $v = \frac{1}{2}$, lo volume reste cel. (V = Vol. l'échantillon est dit incompressible.

Elasticité-Loi de Poisson

L'équation différentielle (9) s'intègre en

$$\frac{r}{r_0} = \mathbf{e}^{-\nu\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\mathrm{e}}. \tag{10}$$

• Les rapports entre sections ($S = \pi r^2$ et $S_0 = \pi r_0^2$) et entre volumes (V = SI et $V_0 = S_0 I_0$) sont :

$$\frac{S}{S_0} = \left(\frac{r}{r_0}\right)^2 = \mathbf{e}^{-2\nu\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\mathrm{e}} \tag{11}$$

$$\frac{V}{V_0} = \frac{S}{S_0} \frac{I}{I_0} = e^{(1-2\nu)\epsilon_0} \epsilon \le \epsilon_0$$
(12)

Lors de l'expérience de traction, longueur et volume augmentent simultanément.

Si $v = \frac{1}{2}$, le volume reste est. (V = N_0), l'échantillen est dit incompressible.

Elasticité-Loi de Poisson

L'équation différentielle (9) s'intègre en

$$\frac{r}{r_0} = \mathbf{e}^{-\nu\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\mathrm{e}}. \tag{10}$$

• Les rapports entre sections ($S = \pi r^2$ et $S_0 = \pi r_0^2$) et entre volumes (V = SI et $V_0 = S_0 I_0$) sont :

$$\frac{S}{S_0} = \left(\frac{r}{r_0}\right)^2 = \mathbf{e}^{-2\nu\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\mathrm{e}} \tag{11}$$

$$\frac{V}{V_0} = \frac{S}{S_0} \frac{I}{I_0} = e^{(1-2\nu)\epsilon_0} \epsilon \le \epsilon_0$$
(12)

Lors de l'expérience de traction, longueur et volume augmentent simultanément.

Si $v = \frac{1}{2}$, le volume reste est. (V = M). l'échanillon est dit incompressible.

・ロ> < 目> < 目> < 目> < 目> < 回>

Elasticité-Loi de Poisson

L'équation différentielle (9) s'intègre en

$$\frac{r}{r_0} = \mathbf{e}^{-\nu\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\rm e}. \tag{10}$$

• Les rapports entre sections ($S = \pi r^2$ et $S_0 = \pi r_0^2$) et entre volumes (V = SI et $V_0 = S_0 I_0$) sont :

$$\frac{S}{S_0} = \left(\frac{r}{r_0}\right)^2 = \mathbf{e}^{-2\nu\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_e \tag{11}$$

$$\frac{V}{V_0} = \frac{S}{S_0} \frac{I}{I_0} = e^{(1-2\nu)\varepsilon}, \ \varepsilon \le \varepsilon_c$$
(12)

Lors de l'expérience de traction, longueur et volume augmentent simultanément.

Si
$$v = \frac{1}{2}$$
, le volume regie est: $(V = V_0)$, l'échanillon est dit incompressible.

・コト・4回ト・4回ト・4回ト・4回ト

Elasticité-Loi de Poisson

L'équation différentielle (9) s'intègre en

$$\frac{r}{r_0} = \mathbf{e}^{-\nu\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\rm e}. \tag{10}$$

• Les rapports entre sections ($S = \pi r^2$ et $S_0 = \pi r_0^2$) et entre volumes (V = SI et $V_0 = S_0 I_0$) sont :

$$\frac{S}{S_0} = \left(\frac{r}{r_0}\right)^2 = \mathbf{e}^{-2\nu\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\mathrm{e}} \tag{11}$$

$$\frac{V}{V_0} = \frac{S}{S_0} \frac{I}{I_0} = e^{(1-2\nu)\varepsilon}, \ \varepsilon \le \varepsilon_c$$
(12)

Lors de l'expérience de traction, longueur et volume augmentent simultanément.

$$\nu \le 0.5$$
 (13)

Si $v = \frac{1}{2}$, le volume regio cel ($V = V_{0,1}$, l'échantilion cel dit incompreselble.

・

Elasticité-Loi de Poisson

L'équation différentielle (9) s'intègre en

$$\frac{r}{r_0} = \mathbf{e}^{-\nu\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\rm e}. \tag{10}$$

• Les rapports entre sections ($S = \pi r^2$ et $S_0 = \pi r_0^2$) et entre volumes (V = SI et $V_0 = S_0 I_0$) sont :

$$\frac{S}{S_0} = \left(\frac{r}{r_0}\right)^2 = \mathbf{e}^{-2\nu\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\mathrm{e}} \tag{11}$$

$$\frac{V}{V_0} = \frac{S}{S_0} \frac{I}{I_0} = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_e \tag{12}$$

・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・

Lors de l'expérience de traction, longueur et volume augmentent simultanément.

Si
$$\nu = \frac{1}{2}$$
, le volume regle cal. ($V = V_0$), l'échanillon est dit incompreseible.

Elasticité-Loi de Poisson

L'équation différentielle (9) s'intègre en

$$\frac{r}{r_0} = \mathbf{e}^{-\nu\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\rm e}. \tag{10}$$

• Les rapports entre sections ($S = \pi r^2$ et $S_0 = \pi r_0^2$) et entre volumes (V = SI et $V_0 = S_0 I_0$) sont :

$$\frac{S}{S_0} = \left(\frac{r}{r_0}\right)^2 = \mathbf{e}^{-2\nu\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\mathrm{e}} \tag{11}$$

$$\frac{V}{V_0} = \frac{S}{S_0} \frac{I}{I_0} = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_e \tag{12}$$

Lors de l'expérience de traction, longueur et volume augmentent simultanément.

Si $\nu = \frac{1}{2}$, le volume reste cst. (V = V₀), l'échantillon est dit incompressifi

Formules de Poisson au tableau

Elasticité-Loi de Poisson

L'équation différentielle (9) s'intègre en

$$\frac{r}{r_0} = \mathbf{e}^{-\nu\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\mathrm{e}}. \tag{10}$$

• Les rapports entre sections ($S = \pi r^2$ et $S_0 = \pi r_0^2$) et entre volumes (V = SI et $V_0 = S_0 I_0$) sont :

$$\frac{S}{S_0} = \left(\frac{r}{r_0}\right)^2 = \mathbf{e}^{-2\nu\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\mathrm{e}} \tag{11}$$

$$\frac{V}{V_0} = \frac{S}{S_0} \frac{I}{I_0} = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_e \tag{12}$$

Lors de l'expérience de traction, longueur et volume augmentent simultanément.
 Cette remarque contraint les valeurs possibles du coefficient de Poisson volume

$$\nu \le 0.5$$
 (13)

・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・

Si $\nu = \frac{1}{2}$, le volume reste cet ($V = V_0$), l'échentilion cet dit incompressible.

Elasticité-Loi de Poisson

L'équation différentielle (9) s'intègre en

$$\frac{r}{r_0} = \mathbf{e}^{-\nu\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\mathrm{e}}. \tag{10}$$

• Les rapports entre sections ($S = \pi r^2$ et $S_0 = \pi r_0^2$) et entre volumes (V = SI et $V_0 = S_0 I_0$) sont :

$$\frac{S}{S_0} = \left(\frac{r}{r_0}\right)^2 = \mathbf{e}^{-2\nu\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\mathrm{e}} \tag{11}$$

$$\frac{V}{V_0} = \frac{S}{S_0} \frac{I}{I_0} = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\mathrm{e}}$$
(12)

Lors de l'expérience de traction, longueur et volume augmentent simultanément.
 Cette remarque contraint les valeurs possibles du coefficient de Poisson v

$$\nu \le 0.5$$
 (13)

・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・

 $Si\,
u=rac{1}{2},\,$ le volume reste est. (V = V_0), l'échandlen est al lineampressible.

Elasticité-Loi de Poisson

L'équation différentielle (9) s'intègre en

$$\frac{r}{r_0} = \mathbf{e}^{-\nu\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\rm e}. \tag{10}$$

• Les rapports entre sections ($S = \pi r^2$ et $S_0 = \pi r_0^2$) et entre volumes (V = SI et $V_0 = S_0 I_0$) sont :

$$\frac{S}{S_0} = \left(\frac{r}{r_0}\right)^2 = \mathbf{e}^{-2\nu\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\mathrm{e}} \tag{11}$$

$$\frac{V}{V_0} = \frac{S}{S_0} \frac{I}{I_0} = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon}, \ \varepsilon \le \varepsilon_e \tag{12}$$

Lors de l'expérience de traction, longueur et volume augmentent simultanément.
 Cette remarque contraint les valeurs possibles du coefficient de Poisson ν :

$$\nu \le 0.5 \tag{13}$$

Si $\nu = \frac{1}{2}$, le volume reale (set (V = 36)) féctuardian set de la compresentida.

Elasticité-Loi de Poisson

L'équation différentielle (9) s'intègre en

$$\frac{r}{r_0} = \mathbf{e}^{-\nu\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\rm e}. \tag{10}$$

• Les rapports entre sections ($S = \pi r^2$ et $S_0 = \pi r_0^2$) et entre volumes (V = SI et $V_0 = S_0 I_0$) sont :

$$\frac{S}{S_0} = \left(\frac{r}{r_0}\right)^2 = \mathbf{e}^{-2\nu\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\mathrm{e}} \tag{11}$$

$$\frac{V}{V_0} = \frac{S}{S_0} \frac{I}{I_0} = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\mathrm{e}}$$
(12)

 Lors de l'expérience de traction, longueur et volume augmentent simultanément. Cette remarque contraint les valeurs possibles du coefficient de Poisson ν :

$$\nu \le 0.5$$
 (13)

Elasticité-Loi de Poisson

L'équation différentielle (9) s'intègre en

$$\frac{r}{r_0} = \mathbf{e}^{-\nu\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\mathrm{e}}. \tag{10}$$

• Les rapports entre sections ($S = \pi r^2$ et $S_0 = \pi r_0^2$) et entre volumes (V = SI et $V_0 = S_0 I_0$) sont :

$$\frac{S}{S_0} = \left(\frac{r}{r_0}\right)^2 = \mathbf{e}^{-2\nu\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\mathrm{e}} \tag{11}$$

$$\frac{V}{V_0} = \frac{S}{S_0} \frac{I}{I_0} = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_e \tag{12}$$

Lors de l'expérience de traction, longueur et volume augmentent simultanément.
 Cette remarque contraint les valeurs possibles du coefficient de Poisson ν :

$$r \le 0.5$$
 (13)

 \blacktriangleright Condition sur ν aux tableaux

・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・

Elasticité-Loi de Poisson

L'équation différentielle (9) s'intègre en

$$\frac{r}{r_0} = \mathbf{e}^{-\nu\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\rm e}. \tag{10}$$

• Les rapports entre sections ($S = \pi r^2$ et $S_0 = \pi r_0^2$) et entre volumes (V = SI et $V_0 = S_0 I_0$) sont :

$$\frac{S}{S_0} = \left(\frac{r}{r_0}\right)^2 = \mathbf{e}^{-2\nu\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\mathrm{e}} \tag{11}$$

$$\frac{V}{V_0} = \frac{S}{S_0} \frac{I}{I_0} = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon}, \ \varepsilon \le \varepsilon_e \tag{12}$$

Lors de l'expérience de traction, longueur et volume augmentent simultanément.
 Cette remarque contraint les valeurs possibles du coefficient de Poisson ν :

$$u \le 0.5$$
 (13)

・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・

 $Si \nu = \frac{1}{2}$, le volume reste cst. (V = V₀), l'échantillon est dit **incompressible**.

Elasticité-Loi de Poisson

L'équation différentielle (9) s'intègre en

$$\frac{r}{r_0} = \mathbf{e}^{-\nu\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\mathrm{e}}. \tag{10}$$

• Les rapports entre sections ($S = \pi r^2$ et $S_0 = \pi r_0^2$) et entre volumes (V = SI et $V_0 = S_0 I_0$) sont :

$$\frac{S}{S_0} = \left(\frac{r}{r_0}\right)^2 = \mathbf{e}^{-2\nu\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\mathrm{e}} \tag{11}$$

$$\frac{V}{V_0} = \frac{S}{S_0} \frac{I}{I_0} = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\mathrm{e}}$$
(12)

Lors de l'expérience de traction, longueur et volume augmentent simultanément.
 Cette remarque contraint les valeurs possibles du coefficient de Poisson ν :

$$\nu \le 0.5$$
 (13)

Si $\nu = \frac{1}{2}$, le volume reste cst. ($V = V_0$), l'échantillon est dit **incompressible**.

Elasticité-Loi de Poisson

L'équation différentielle (9) s'intègre en

$$\frac{r}{r_0} = \mathbf{e}^{-\nu\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\mathrm{e}}. \tag{10}$$

• Les rapports entre sections ($S = \pi r^2$ et $S_0 = \pi r_0^2$) et entre volumes (V = SI et $V_0 = S_0 I_0$) sont :

$$\frac{S}{S_0} = \left(\frac{r}{r_0}\right)^2 = \mathbf{e}^{-2\nu\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\mathrm{e}} \tag{11}$$

$$\frac{V}{V_0} = \frac{S}{S_0} \frac{I}{I_0} = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\mathrm{e}}$$
(12)

Lors de l'expérience de traction, longueur et volume augmentent simultanément.
 Cette remarque contraint les valeurs possibles du coefficient de Poisson ν :

$$u \le 0.5$$
 (13)

Si $\nu = \frac{1}{2}$, le volume reste cst. ($V = V_0$), l'échantillon est dit **incompressible**.

Elasticité-Loi de Poisson

L'équation différentielle (9) s'intègre en

$$\frac{r}{r_0} = \mathbf{e}^{-\nu\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\mathrm{e}}. \tag{10}$$

• Les rapports entre sections ($S = \pi r^2$ et $S_0 = \pi r_0^2$) et entre volumes (V = SI et $V_0 = S_0 I_0$) sont :

$$\frac{S}{S_0} = \left(\frac{r}{r_0}\right)^2 = \mathbf{e}^{-2\nu\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\mathrm{e}} \tag{11}$$

$$\frac{V}{V_0} = \frac{S}{S_0} \frac{I}{I_0} = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_e \tag{12}$$

Lors de l'expérience de traction, longueur et volume augmentent simultanément.
 Cette remarque contraint les valeurs possibles du coefficient de Poisson ν :

$$u \le 0.5$$
 (13)

Si $\nu = \frac{1}{2}$, le volume reste cst. ($V = V_0$), l'échantillon est dit **incompressible**.

Elasticité-Loi de Poisson

L'équation différentielle (9) s'intègre en

$$\frac{r}{r_0} = \mathbf{e}^{-\nu\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\mathrm{e}}. \tag{10}$$

• Les rapports entre sections ($S = \pi r^2$ et $S_0 = \pi r_0^2$) et entre volumes (V = SI et $V_0 = S_0 I_0$) sont :

$$\frac{S}{S_0} = \left(\frac{r}{r_0}\right)^2 = \mathbf{e}^{-2\nu\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_{\mathrm{e}} \tag{11}$$

$$\frac{V}{V_0} = \frac{S}{S_0} \frac{I}{I_0} = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon}, \, \varepsilon \le \varepsilon_e \tag{12}$$

Lors de l'expérience de traction, longueur et volume augmentent simultanément.
 Cette remarque contraint les valeurs possibles du coefficient de Poisson ν :

$$u \le 0.5$$
 (13)

Si $\nu = \frac{1}{2}$, le volume reste cst. (V = V₀), l'échantillon est dit **incompressible**.

Exos 2 et 3, Série 2 : Identification de ν + analyse d'un écrouissage excessif dans le cas incompressible

Plasticité-Théorie de Considère

 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 :

$$V = V_{\rm e}, \, \varepsilon \geq \varepsilon_{\rm e},$$

avec Ve, le volume en limite élastique .

La conclusion de (14) est que



Armand Considère (1841-1914)

・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・



Plasticité-Théorie de Considère

 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 :

$$V = V_{\rm e}, \, \varepsilon \ge \varepsilon_{\rm e},$$
 (14)

avec Ve, le volume en limite élastique .

La conclusion de (14) est que



Armand Considère (1841-1914)

・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・



Plasticité-Théorie de Considère

 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 :

$$V = V_{\rm e}, \, \varepsilon \ge \varepsilon_{\rm e},$$
 (14

avec $V_e = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_e} V_0$, le volume en limite élastique (12).

La conclusion de (14) est que

Armand Considère (1841-1914)

$$\frac{V}{V_0} = \frac{V_e}{V_0} - e^{(1-\varepsilon_0)} \quad \varepsilon > \varepsilon_e \tag{15}$$

Plasticité-Théorie de Considère

 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 :

$$V = V_{\rm e}, \, \varepsilon \ge \varepsilon_{\rm e},$$
 (14

avec $V_e = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_e} V_0$, le volume en limite élastique (12).

• La conclusion de (14) est que

$$\frac{V}{V_0} = \frac{V_e}{V_0} = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e$$
(15)

$$\frac{S}{S_0} = \frac{V}{V_0} \times \frac{I_0}{I} \quad \text{electrony} \quad \varepsilon > \varepsilon_e \tag{16}$$

$$\frac{r}{r_0} = \left(\frac{S}{S_0}\right)^{\frac{1}{2}} \quad \text{electrony} \quad \varepsilon > \varepsilon_e \tag{17}$$



Armand Considère (1841-1914)

Plasticité-Théorie de Considère

 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 :

$$V = V_{\rm e}, \, \varepsilon \ge \varepsilon_{\rm e},$$
 (14

avec $V_{\rm e} = {\rm e}^{(1-2\nu)\varepsilon_{\rm e}} V_0$, le volume en limite élastique (12).

• La conclusion de (14) est que

$$\frac{V}{V_0} = \frac{V_e}{V_0} = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e$$
(15)

$$\frac{S}{S_0} = \frac{V}{V_0} \times \frac{I_0}{I} \quad \text{observes } \varepsilon > \varepsilon_e \tag{16}$$

$$\frac{r}{r_0} = \left(\frac{S}{S_0}\right)^{\frac{1}{2}} \quad \text{observes } \varepsilon > \varepsilon_e \tag{17}$$



Armand Considère (1841-1914)

Plasticité-Théorie de Considère

 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 :

$$V = V_{\rm e}, \, \varepsilon \ge \varepsilon_{\rm e},$$
 (14

avec $V_{\rm e} = {\rm e}^{(1-2\nu)\varepsilon_{\rm e}} V_0$, le volume en limite élastique (12).

• La conclusion de (14) est que

$$\frac{V}{V_0} = \frac{V_e}{V_0} = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_e}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e \tag{15}$$

$$\frac{S}{S_0} = \frac{V}{V_0} \times \frac{I_0}{I} - e^{(1-\varepsilon_0)} + \varepsilon_e \qquad (16)$$

$$\frac{r}{r_0} = \left(\frac{S}{S_0}\right)^{\frac{1}{2}} - e^{(1-\varepsilon_0)} + \varepsilon_e \qquad (17)$$



Armand Considère (1841-1914)

Plasticité-Théorie de Considère

 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 :

$$V = V_{\rm e}, \, \varepsilon \ge \varepsilon_{\rm e},$$
 (14

avec $V_e = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_e} V_0$, le volume en limite élastique (12).

• La conclusion de (14) est que

$$\frac{V}{V_0} = \frac{V_e}{V_0} = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_e}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e \tag{15}$$

$$\frac{S}{S_0} = \frac{V}{V_0} \times \frac{I_0}{I} - e^{(1-\varepsilon_0)} + \varepsilon_e \qquad (16)$$

$$\frac{r}{r_0} = \left(\frac{S}{S_0}\right)^{\frac{1}{2}} - e^{(1-\varepsilon_0)} + \varepsilon_e \qquad (17)$$



Armand Considère (1841-1914)

Plasticité-Théorie de Considère

 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 :

$$V = V_{\rm e}, \, \varepsilon \ge \varepsilon_{\rm e},$$
 (14

avec $V_e = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_e} V_0$, le volume en limite élastique (12).

• La conclusion de (14) est que

$$\frac{V}{V_0} = \frac{V_e}{V_0} = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_e}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e$$
(15)

$$\frac{S}{S_0} = \frac{V}{V_0} \times \frac{I_0}{I} = e^{(1-2r)\varepsilon_0}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e$$
(16)
$$\frac{r}{r_0} = \left(\frac{S}{S_0}\right)^{\frac{1}{2}} \qquad \varepsilon > \varepsilon_e$$
(17)



Armand Considère (1841-1914)

Plasticité-Théorie de Considère

 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 :

$$V = V_{\rm e}, \, \varepsilon \ge \varepsilon_{\rm e},$$
 (14

avec $V_e = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_e} V_0$, le volume en limite élastique (12).

• La conclusion de (14) est que

$$\frac{V}{V_0} = \frac{V_e}{V_0} = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_e}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e$$
(15)

$$\frac{S}{S_0} = \frac{V}{V_0} \times \frac{I_0}{I} = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e} , \quad \varepsilon > \varepsilon_e$$
(16)
$$\frac{r}{I_0} = \left(\frac{S}{S_0}\right)^{\frac{1}{2}} \quad \varepsilon > \varepsilon_e$$
(17)



Armand Considère (1841-1914)

Plasticité-Théorie de Considère

 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 :

$$V = V_{\rm e}, \, \varepsilon \ge \varepsilon_{\rm e},$$
 (14

avec $V_e = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_e} V_0$, le volume en limite élastique (12).

• La conclusion de (14) est que

$$\frac{V}{V_0} = \frac{V_e}{V_0} = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_e}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e \tag{15}$$

$$\frac{S}{S_0} = \frac{V}{V_0} \times \frac{I_0}{I} = e^{(1-2\nu)\varepsilon_e}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e$$
(16)
$$\frac{r}{I_0} = \left(\frac{S}{S_0}\right)^{\frac{1}{2}} \qquad \varepsilon > \varepsilon_e$$
(17)



Armand Considère (1841-1914)
Plasticité-Théorie de Considère

 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 :

$$V = V_{\rm e}, \, \varepsilon \ge \varepsilon_{\rm e},$$
 (14

avec $V_e = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_e} V_0$, le volume en limite élastique (12).

• La conclusion de (14) est que

$$\frac{V}{V_0} = \frac{V_e}{V_0} = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_e}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e \tag{15}$$

$$\frac{S}{S_0} = \frac{V}{V_0} \times \frac{I_0}{I} = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_{\mathbf{e}_0}-\varepsilon}, \quad \varepsilon > \varepsilon_{\mathbf{e}}$$
(16)
$$\frac{r}{r_0} = \left(\frac{S}{S_0}\right)^{\frac{1}{2}} \qquad \varepsilon > \varepsilon_{\mathbf{e}}$$
(17)



Armand Considère (1841-1914)

Plasticité-Théorie de Considère

 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 :

$$V = V_{\rm e}, \, \varepsilon \ge \varepsilon_{\rm e},$$
 (14

avec $V_e = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_e} V_0$, le volume en limite élastique (12).

• La conclusion de (14) est que

$$\frac{V}{V_0} = \frac{V_e}{V_0} = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_e}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e$$
(15)

$$\frac{S}{S_0} = \frac{V}{V_0} \times \frac{I_0}{I} = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_{\mathbf{e}_0}-\varepsilon}, \quad \varepsilon > \varepsilon_{\mathbf{e}}$$
(16)
$$\frac{r}{I_0} = \left(\frac{S}{S_0}\right)^{\frac{1}{2}} \qquad \varepsilon > \varepsilon_{\mathbf{e}}$$
(17)



Armand Considère (1841-1914)

Plasticité-Théorie de Considère

 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 :

$$V = V_{\rm e}, \, \varepsilon \ge \varepsilon_{\rm e},$$
 (14

avec $V_e = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_e} V_0$, le volume en limite élastique (12).

• La conclusion de (14) est que

$$\frac{V}{V_0} = \frac{V_e}{V_0} = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_e}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e$$
(15)

$$\frac{S}{S_0} = \frac{V}{V_0} \times \frac{I_0}{I} = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_e} \mathbf{e}^{-\varepsilon}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e$$
(16)
$$\frac{c}{I_0} = \left(\frac{S}{S_0}\right)^{\frac{1}{2}} \qquad \varepsilon > \varepsilon_e$$
(17)



Armand Considère (1841-1914)

Plasticité-Théorie de Considère

 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 :

$$V = V_{\rm e}, \, \varepsilon \ge \varepsilon_{\rm e},$$
 (14

avec $V_e = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_e} V_0$, le volume en limite élastique (12).

• La conclusion de (14) est que

$$\frac{V}{V_0} = \frac{V_e}{V_0} = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_e}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e$$
(15)

$$\frac{S}{S_0} = \frac{V}{V_0} \times \frac{I_0}{I} = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_e - \varepsilon} \quad \varepsilon > \varepsilon_e \tag{16}$$
$$\frac{I}{\varepsilon_e} = \left(\frac{S}{S_e}\right)^{\frac{1}{2}} \qquad \varepsilon > \varepsilon_e \tag{17}$$



Armand Considère (1841-1914)

Plasticité-Théorie de Considère

 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 :

$$V = V_{\rm e}, \, \varepsilon \ge \varepsilon_{\rm e},$$
 (14

avec $V_{\rm e} = {\bf e}^{(1-2\nu)\varepsilon_{\rm e}} V_0$, le volume en limite élastique (12).

La conclusion de (14) est que

$$\frac{V}{V_0} = \frac{V_e}{V_0} = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_e}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e \tag{15}$$

$$\frac{S}{S_0} = \frac{V}{V_0} \times \frac{I_0}{I} = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_e - \varepsilon} \quad \varepsilon > \varepsilon_e \tag{16}$$

$$\frac{r}{r_0} = \left(\frac{S}{S_0}\right)^{\frac{3}{2}} = \mathbf{e}^{\left(\frac{1}{2}-r\right)} + \varepsilon > \varepsilon_e \tag{17}$$



Plasticité-Théorie de Considère

 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 :

$$V = V_{\rm e}, \, \varepsilon \ge \varepsilon_{\rm e},$$
 (14

avec $V_{\rm e} = {\bf e}^{(1-2\nu)\varepsilon_{\rm e}} V_0$, le volume en limite élastique (12).

La conclusion de (14) est que ٠

$$\frac{V}{V_0} = \frac{V_e}{V_0} = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_e}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e$$
(15)

$$\frac{S}{S_0} = \frac{V}{V_0} \times \frac{l_0}{l} = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_e - \varepsilon} \quad \varepsilon > \varepsilon_e \tag{16}$$

$$\frac{r}{r_0} = \left(\frac{S}{S_0}\right)^{\frac{1}{2}} = e^{\left(\frac{1}{2} - r\right)\varepsilon_0 - \frac{1}{2}\varepsilon}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e$$
(17)

Armand Considère (1841 - 1914)



Plasticité-Théorie de Considère

 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 :

$$V = V_{\rm e}, \, \varepsilon \ge \varepsilon_{\rm e},$$
 (14

avec $V_e = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_e} V_0$, le volume en limite élastique (12).

• La conclusion de (14) est que

$$\frac{V}{V_0} = \frac{V_e}{V_0} = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_e}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e$$
(15)

$$\frac{S}{S_0} = \frac{V}{V_0} \times \frac{I_0}{I} = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_e - \varepsilon} \quad \varepsilon > \varepsilon_e \tag{16}$$

$$\frac{r}{r_0} = \left(\frac{S}{S_0}\right)^{\frac{1}{2}} = e^{\left(\frac{1}{2}-\nu\right)\varepsilon_c - \frac{1}{2}\varepsilon}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e \tag{17}$$



Armand Considère (1841-1914)

Plasticité-Théorie de Considère

 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 :

$$V = V_{\rm e}, \, \varepsilon \ge \varepsilon_{\rm e},$$
 (14

avec $V_e = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_e} V_0$, le volume en limite élastique (12).

• La conclusion de (14) est que

$$\frac{V}{V_0} = \frac{V_e}{V_0} = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_e}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e \tag{15}$$

$$\frac{S}{S_0} = \frac{V}{V_0} \times \frac{I_0}{I} = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_e - \varepsilon} \quad \varepsilon > \varepsilon_e \tag{16}$$

$$\frac{r}{r_0} = \left(\frac{S}{S_0}\right)^{\frac{1}{2}} = e^{\left(\frac{1}{2}-\nu\right)\varepsilon_c - \frac{1}{2}\varepsilon}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e \tag{17}$$



Armand Considère (1841-1914)

・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・

Plasticité-Théorie de Considère

 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 :

$$V = V_{\rm e}, \, \varepsilon \ge \varepsilon_{\rm e},$$
 (14

avec $V_e = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_e} V_0$, le volume en limite élastique (12).

• La conclusion de (14) est que

$$\frac{V}{V_0} = \frac{V_e}{V_0} = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_e}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e$$
(15)

$$\frac{S}{S_0} = \frac{V}{V_0} \times \frac{I_0}{I} = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_e - \varepsilon} \quad \varepsilon > \varepsilon_e \tag{16}$$

$$\frac{r}{r_0} = \left(\frac{S}{S_0}\right)^{\frac{1}{2}} = \mathbf{e}^{\left(\frac{1}{2}-\nu\right)\varepsilon_{\mathrm{e}}-\frac{1}{2}\varepsilon}, \quad \varepsilon > \varepsilon_{\mathrm{e}}$$
(17)



Armand Considère (1841-1914)

◆□▶ ◆□▶ ◆三▶ ◆三▶ 三三 のへで

Plasticité-Théorie de Considère

 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 :

$$V = V_{\rm e}, \, \varepsilon \ge \varepsilon_{\rm e},$$
 (14

avec $V_e = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_e} V_0$, le volume en limite élastique (12).

• La conclusion de (14) est que

$$\frac{V}{V_0} = \frac{V_e}{V_0} = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_e}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e \tag{15}$$

$$\frac{S}{S_0} = \frac{V}{V_0} \times \frac{I_0}{I} = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_e - \varepsilon} \quad \varepsilon > \varepsilon_e \tag{16}$$

$$\frac{r}{r_0} = \left(\frac{S}{S_0}\right)^{\frac{1}{2}} = \mathbf{e}^{\left(\frac{1}{2}-\nu\right)\varepsilon_c - \frac{1}{2}\varepsilon}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e \tag{17}$$

✤ Formules de Considère aux tableaux



Armand Considère (1841-1914)

Plasticité-Théorie de Considère

 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 :

$$V = V_{\rm e}, \, \varepsilon \ge \varepsilon_{\rm e},$$
 (14

avec $V_e = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_e} V_0$, le volume en limite élastique (12).

• La conclusion de (14) est que

$$\frac{V}{V_0} = \frac{V_e}{V_0} = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_e}, \quad \varepsilon > \varepsilon_e$$
(15)

$$\frac{S}{S_0} = \frac{V}{V_0} \times \frac{I_0}{I} = \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_e - \varepsilon} \quad \varepsilon > \varepsilon_e \tag{16}$$

$$\frac{r}{r_0} = \left(\frac{S}{S_0}\right)^{\frac{1}{2}} = \mathbf{e}^{\left(\frac{1}{2}-\nu\right)\varepsilon_{\rm e}-\frac{1}{2}\varepsilon}, \quad \varepsilon > \varepsilon_{\rm e} \tag{17}$$

Exo 4, Série 2 : application de la théorie de Considère



Armand Considère (1841-1914)

Inconsistance de la Théorie de Considère

 Dans les faits, la Théorie de Considère est inconsistante. En effet, elle prédit qu'un échantillon soumis à un cycle écrouissage-relaxation diminue de volume (cf. exos) ;

 $V_{\rm p} < V_0$.

et même que l'échantillon disparaît si on répète ce cycle indéfiniment :

$$V_0 \rightarrow 0.$$



Inconsistance de la Théorie de Considère

 Dans les faits, la Théorie de Considère est inconsistante. En effet, elle prédit qu'un échantillon soumis à un cycle écrouissage-relaxation diminue de volume (cf. exos) :

 $V_{\rm p} < V_{\rm 0}$.

et même que l'échantillon disparaît si on répète ce cycle indéfiniment :

$$V_0 \rightarrow 0.$$



・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・

Inconsistance de la Théorie de Considère

 Dans les faits, la Théorie de Considère est inconsistante. En effet, elle prédit qu'un échantillon soumis à un cycle écrouissage-relaxation diminue de volume (cf. exos) :

 $V_{\rm p} < V_{\rm 0}$.

et même que l'échantillon disparaît si on répète ce cycle indéfiniment :

$$V_0 \rightarrow 0.$$



Inconsistance de la Théorie de Considère

 Dans les faits, la Théorie de Considère est inconsistante. En effet, elle prédit qu'un échantillon soumis à un cycle écrouissage-relaxation diminue de volume (cf. exos) :

 $V_{\rm p} < V_{\rm 0}$.

et même que l'échantillon disparaît si on répète ce cycle indéfiniment :

$$V_0 \rightarrow 0.$$



Inconsistance de la Théorie de Considère

 Dans les faits, la Théorie de Considère est inconsistante. En effet, elle prédit qu'un échantillon soumis à un cycle écrouissage-relaxation diminue de volume (cf. exos) :

 $V_{\rm p} < V_{\rm 0}$.

et même que l'échantillon disparaît si on répète ce cycle indéfiniment :

$$V_0 \rightarrow 0.$$



Inconsistance de la Théorie de Considère

 Dans les faits, la Théorie de Considère est inconsistante. En effet, elle prédit qu'un échantillon soumis à un cycle écrouissage-relaxation diminue de volume (cf. exos) :

 $V_{\rm p} < V_{\rm 0}$.

et même que l'échantillon disparaît si on répète ce cycle indéfiniment :

$$V_0 \rightarrow 0.$$



・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・

- Il faudrait remplacer les rel. (15)-(17) par des équations qui prédisent qu'un cycle écrouissage-relaxation conserve le volume de l'échantillon V_p = V₀.
- Ces équations sont celles de Hencky

Inconsistance de la Théorie de Considère

 Dans les faits, la Théorie de Considère est inconsistante. En effet, elle prédit qu'un échantillon soumis à un cycle écrouissage-relaxation diminue de volume (cf. exos) :

 $V_{\rm p} < V_{\rm 0}.$

$$V_0 \rightarrow 0.$$



- Il faudrait remplacer les rel. (15)-(17) par des équations qui prédisent qu'un cycle écrouissage-relaxation conserve le volume de l'échantillon V_p = V₀.
- Ces équations sont celles de Hencky. Elles sont plus compliquées que celles de Considère or, pour un matériau standard (n ≃ 0 et ν ≃ ¹/₂), elles prédisent des comportements très voisins. En pratique, on appliquera donc (15)-(17).

Inconsistance de la Théorie de Considère

 Dans les faits, la Théorie de Considère est inconsistante. En effet, elle prédit qu'un échantillon soumis à un cycle écrouissage-relaxation diminue de volume (cf. exos) :

 $V_{\rm p} < V_{\rm 0}.$

$$V_0 \rightarrow 0.$$



- Il faudrait remplacer les rel. (15)-(17) par des équations qui prédisent qu'un cycle écrouissage-relaxation conserve le volume de l'échantillon V_p = V₀.
- Ces équations sont celles de Hencky. Elles sont plus compliquées que celles de Considère or pour un matériau standard (n 20 et v 25), elles prédisent des comportements très voisins. En pratique, on appliquera donc (15)-(17).

Inconsistance de la Théorie de Considère

 Dans les faits, la Théorie de Considère est inconsistante. En effet, elle prédit qu'un échantillon soumis à un cycle écrouissage-relaxation diminue de volume (cf. exos) :

 $V_{\rm p} < V_{\rm 0}$.

$$V_0 \rightarrow 0.$$



- Il faudrait remplacer les rel. (15)-(17) par des équations qui prédisent qu'un cycle écrouissage-relaxation conserve le volume de l'échantillon V_p = V₀.
- Ces équations sont celles de Hencky. Elles sont plus compliquées que celles de Considère or, pour un matériau standard (n ~ 0 et ν ~ 1/2), elles prédisent des comportements très voisins. En pratique, on appliquera donc (15)-(17).

Inconsistance de la Théorie de Considère

 Dans les faits, la Théorie de Considère est inconsistante. En effet, elle prédit qu'un échantillon soumis à un cycle écrouissage-relaxation diminue de volume (cf. exos) :

 $V_{\rm p} < V_{\rm 0}$.

$$V_0 \rightarrow 0.$$



- Il faudrait remplacer les rel. (15)-(17) par des équations qui prédisent qu'un cycle écrouissage-relaxation conserve le volume de l'échantillon V_p = V₀.
- Ces équations sont celles de Hencky. Elles sont plus compliquées que celles de Considère or, pour un matériau standard (n ≃ 0 et ν ≃ 1/2), elles prédisent des comportements très voisins. En pratique, on appliquera donc (15)-(17).

- Les lois (Hooke, Ludwik¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S₀:
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionelle 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'écrouissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice. 🔖 🐗 🗄 🕨 👼 🖙 🖘 🖓 🔍 🔿

- Les lois (Hooke, Ludwik¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S_0 :
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionelle 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'écrouissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice. 🐖 🗸 🚊 🛌 🗸 🚊 🖙 🧐 🔍 🔿

- Les lois (Hooke, Ludwik¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S₀ : σ = σ(ε) et S = S₀s(ε) avec s(ε) = e^{-2νε} ou bien s(ε) = e^{(1-2ν)ε_e-ε}.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionelle 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'écrouissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice. 🔖 👍 👘 🚖 👘 🚖 👘 🔿 🔍 🗠

- Les lois (Hooke, Ludwik¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S₀ : σ = σ(ε) et S = S₀s(ε) avec s(ε) = e^{-2νε} ou bien s(ε) = e^{(1-2ν)ε_e-ε}.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionelle 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'écrouissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice. 🔖 a 📃 🐂 a 🗇 o 🔿

Contrainte nominale pour un matériau revenu (appr. de Considère)

- Les lois (Hooke, Ludwik¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S₀ : σ = σ(ε) et S = S₀s(ε) avec s(ε) = e^{-2νε} ou bien s(ε) = e^{(1-2ν)ε_e-ε}.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionelle 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'écrouissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice. 🔖 a 📃 🐂 a 🗇 o 🔿

- Les lois (Hooke, Ludwik¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S₀ : σ = σ(ε) et S = S₀s(ε) avec s(ε) = e^{-2νε} ou bien s(ε) = e^{(1-2ν)ε_e-ε}.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionelle 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'écrouissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice. 🔖 a 📃 🐂 a 🗇 o 🔿

- Les lois (Hooke, Ludwik¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S₀ : σ = σ(ε) et S = S₀s(ε) avec s(ε) = e^{-2νε} ou bien s(ε) = e^{(1-2ν)ε_e-ε}.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionelle 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'écrouissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice. 🗤 🗧 🛌 🗧 🐑 🚖 📄 🖉 🔿 🔍 🕐

- Les lois (Hooke, Ludwik¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S₀ : σ = σ(ε) et S = S₀s(ε) avec s(ε) = e^{-2νε} ou bien s(ε) = e^{(1-2ν)ε_e-ε}.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionelle 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'écrouissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice. 🗤 🤆 🚊 🛌 🤄 🛓 👘 🔍 🔍

- Les lois (Hooke, Ludwik¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S₀ : σ = σ(ε) et S = S₀s(ε) avec s(ε) = e^{-2νε} ou bien s(ε) = e^{(1-2ν)ε_e-ε}.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionelle 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'écrouissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice. 🗤 🗧 🛌 🗧 🐑 🚖 📄 🖉 🔿 🔍 🕐

- Les lois (Hooke, Ludwik¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S₀ : σ = σ(ε) et S = S₀s(ε) avec s(ε) = e^{-2νε} ou bien s(ε) = e^{(1-2ν)ε_e-ε}.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionelle 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'écrouissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice. 🗤 🗧 🛌 🗧 🐑 🚖 📄 🖉 🔿 🔍 🕐

- Les lois (Hooke, Ludwik¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S₀ : σ = σ(ε) et S = S₀s(ε) avec s(ε) = e^{-2νε} ou bien s(ε) = e^{(1-2ν)ε_e-ε}.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionelle 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'écrouissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice. 🗤 🤆 🚊 🛌 🤄 🛓 👘 🔍 🔍

- Les lois (Hooke, Ludwik¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S₀ : σ = σ(ε) et S = S₀s(ε) avec s(ε) = e^{-2νε} ou bien s(ε) = e^{(1-2ν)ε_e-ε}.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionelle 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'écrouissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice. 🛌 🛓 👘 🗐 🛬 🔧 🖓 🔍 🔿

- Les lois (Hooke, Ludwik¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S₀ : σ = σ(ε) et S = S₀s(ε) avec s(ε) = e^{-2νε} ou bien s(ε) = e^{(1-2ν)ε_e-ε}.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionelle 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'écrouissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice. 🛌 🛓 👘 🗐 🛬 🔧 🖓 🔍 🔿

- Les lois (Hooke, Ludwik¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S₀ : σ = σ(ε) et S = S₀s(ε) avec s(ε) = e^{-2νε} ou bien s(ε) = e^{(1-2ν)ε_e-ε}.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionelle 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'écrouissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice. 🐖 🛓 👘 👘 🚊 👘 🗠 🔍 🔿 🔍

- Les lois (Hooke, Ludwik¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S₀ : σ = σ(ε) et S = S₀s(ε) avec s(ε) = e^{-2νε} ou bien s(ε) = e^{(1-2ν)ε_e-ε}.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionelle 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'écrouissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice. 🐖 🛓 👘 👘 🚊 👘 🗠 🔍 🔿 🔍
- Les lois (Hooke, Ludwik¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S₀ : σ = σ(ε) et S = S₀s(ε) avec s(ε) = e^{-2νε} ou bien s(ε) = e^{(1-2ν)ε_e-ε}.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionelle 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'écrouissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice. 🛌 🛓 👘 🗐 🛬 🔧 🖓 🔍

- Les lois (Hooke, Ludwik¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S₀ : σ = σ(ε) et S = S₀s(ε) avec s(ε) = e^{-2νε} ou bien s(ε) = e^{(1-2ν)ε_e-ε}.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionelle 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'écrouissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice. 🛌 🛓 👘 🗐 🛬 🔧 🖓 🔍

- Les lois (Hooke, Ludwik¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S₀ : σ = σ(ε) et S = S₀s(ε) avec s(ε) = e^{-2νε} ou bien s(ε) = e^{(1-2ν)ε_e-ε}.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionelle 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'écrouissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice. 🛌 🛓 👘 🗐 🛬 🔧 🖓 🔍

- Les lois (Hooke, Ludwik¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S₀ : σ = σ(ε) et S = S₀s(ε) avec s(ε) = e^{-2νε} ou bien s(ε) = e^{(1-2ν)ε_e-ε}.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionelle 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'écrouissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice. 🛌 🛓 👘 🗐 🛬 🔧 🖓 🔍

- Les lois (Hooke, Ludwik¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S₀ : σ = σ(ε) et S = S₀s(ε) avec s(ε) = e^{-2νε} ou bien s(ε) = e^{(1-2ν)ε_e-ε}.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionelle 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'écrouissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice. 🛌 🛓 👘 🗐 🛬 🔧 🖓 🔍

- Les lois (Hooke, Ludwik¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S₀ : σ = σ(ε) et S = S₀s(ε) avec s(ε) = e^{-2νε} ou bien s(ε) = e^{(1-2ν)ε_e-ε}.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionelle 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'écrouissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice. 🔖 e 🗄 👘 🗐 🖘 🔿 🔍 🔿

- Les lois (Hooke, Ludwik¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S₀ : σ = σ(ε) et S = S₀s(ε) avec s(ε) = e^{-2νε} ou bien s(ε) = e^{(1-2ν)ε_e-ε}.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionelle 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'écrouissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice. 🗤 🤆 🚊 🛌 🤄 🛓 👘 🔍 🔍

- Les lois (Hooke, Ludwik¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S₀ : σ = σ(ε) et S = S₀s(ε) avec s(ε) = e^{-2νε} ou bien s(ε) = e^{(1-2ν)ε_e-ε}.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionelle 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'écrouissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice. 🗤 🤆 🚊 🛌 🤄 🛓 👘 🔍 🔍

- Les lois (Hooke, Ludwik¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S₀ : σ = σ(ε) et S = S₀s(ε) avec s(ε) = e^{-2νε} ou bien s(ε) = e^{(1-2ν)ε_e-ε}.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionelle 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'écrouissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice. 🗤 🤆 🚊 🛌 🤄 🛓 👘 🔍 🔍

- Les lois (Hooke, Ludwik¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S₀ : σ = σ(ε) et S = S₀s(ε) avec s(ε) = e^{-2νε} ou bien s(ε) = e^{(1-2ν)ε_e-ε}.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionelle 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'écrouissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice. 🔖 e 🗄 👘 🗐 🖘 🔿 🔍 🔿

- Les lois (Hooke, Ludwik¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S₀ : σ = σ(ε) et S = S₀s(ε) avec s(ε) = e^{-2νε} ou bien s(ε) = e^{(1-2ν)ε_e-ε}.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionelle 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'écrouissage (e.g. Swift) sera traitée entexercice. 🗤 a 🖻 🕨 a 🗐 📼 🛷 🔍 🔿

- Les lois (Hooke, Ludwik¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S₀ : σ = σ(ε) et S = S₀s(ε) avec s(ε) = e^{-2νε} ou bien s(ε) = e^{(1-2ν)ε_e-ε}.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionelle 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'écrouissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice. 🛌 🛓 👘 🗐 🛬 🔧 🖓 🔍

- Les lois (Hooke, Ludwik¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S₀ : σ = σ(ε) et S = S₀s(ε) avec s(ε) = e^{-2νε} ou bien s(ε) = e^{(1-2ν)ε_e-ε}.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionelle 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'écrouissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice. 🗤 🤆 🚊 🛌 🤄 🛓 👘 🔍 🔍

- Les lois (Hooke, Ludwik¹, Poisson, Considère) donnent σ et S en fonction de ε et S₀ : σ = σ(ε) et S = S₀s(ε) avec s(ε) = e^{-2νε} ou bien s(ε) = e^{(1-2ν)ε_e-ε}.
- La force de traction $F = \sigma S$ est donc proportionelle 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'écrouissage (e.g. Swift) sera traitée en exercice. 🛌 🛓 👘 🗐 🛬 🔧 🖓 🔍

La valeur de la résistance dépend de la localisation de n et ε_{e}

 (Cas général) Si ε_e < n ≤ ε_{ult}, alors la résistance est atteinte en phase d'écrouissage (cf. trspt. 2.7.1). Pour un matériau revenu et sous l'hyp. de Considère :

 $\varepsilon_{\mathrm{m}}=n;$

(2) (Cas matériau fragile) Si $n > \varepsilon_{ult}$ alors la résistance est atteinte à la rupture.

 $c_m = c_m c$ $B_m = B(c_m) = c_m p(1-b)c_m c_m$

(3) (Cas matériau dur) Si $n < \varepsilon_e$ alors la résistance est atteinte en zone élastique :

alan di gina ana ang Muna Ras. Bana 2 dina ang Jana Kara dina

ののの 単面 (画を)(用を)(目を)

La valeur de la résistance dépend de la localisation de n et ε_{e}

 (Cas général) Si ε_e < n ≤ ε_{ult}, alors la résistance est atteinte en phase d'écrouissage (cf. trspt. 2.7.1). Pour un matériau revenu et sous l'hyp. de Considère :

$$\varepsilon_{\rm m} = n; \quad R_{\rm m} = K \left(\frac{n}{{\rm e}}\right)^n {\rm e}^{(1-2\nu)\varepsilon_{\rm e}}.$$

(2) (Cas matériau fragile) Si n > $arepsilon_{
m ult}$ alors la résistance est atteinte à la rupture.

 $c_m = c_m (\cdots \beta_m = \beta)(c_m) = c_m (1-2\epsilon)c_m - c_m$

(3) (Cas matériau dur) Si $n < \varepsilon_e$ alors la résistance est atteinte en zone élastique :

aller i gjer an er en de Anne An 114, 2 gjer an er gjer Anne gjer

・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・

La valeur de la résistance dépend de la localisation de n et ε_{e}

 (Cas général) Si ε_e < n ≤ ε_{ult}, alors la résistance est atteinte en phase d'écrouissage (cf. trspt. 2.7.1). Pour un matériau revenu et sous l'hyp. de Considère :

$$\varepsilon_{\mathrm{m}} = n; \quad R_{\mathrm{m}} = K \left(\frac{n}{\mathbf{e}}\right)^{n} \mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_{\mathrm{e}}}.$$

(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 :

 $\mathcal{B}_{\mathrm{free}} \ll \frac{1}{2} \sum_{i=1}^{n} (1 - i \alpha_{\mathrm{free}})^{-1} = \mathcal{B}_{\mathrm{free}} = \mathcal{B}_{\mathrm{free}} = \mathcal{B}_{\mathrm{free}} = \mathcal{B}_{\mathrm{free}}$

 $\mathsf{sl} c_0 \geq \frac{1}{2} \mathbf{c}$: $c_m = \frac{1}{2} \mathbf{c}$: $R_m = \frac{1}{2} \mathbf{c}$

➡ Résistance aux tableaux

La valeur de la résistance dépend de la localisation de n et ε_{e}

 (Cas général) Si ε_e < n ≤ ε_{ult}, alors la résistance est atteinte en phase d'écrouissage (cf. trspt. 2.7.1). Pour un matériau revenu et sous l'hyp. de Considère :

$$\varepsilon_{\rm m} = n; \quad R_{\rm m} = K \left(\frac{n}{{\rm e}}\right)^n {\rm e}^{(1-2\nu)\varepsilon_{\rm e}}.$$

(2) (Cas matériau fragile) Si n > c_{ult} alors la résistance est atteinte à la rupture. Si on applique l'hypothèse de Considère et qu'on désigne par a_{nt} la contrainte de traction ultime réelle, on a

$$\varepsilon_{\rm m} = \varepsilon_{
m ult}; \quad R_{
m m} = R(\varepsilon_{
m ult}) = \sigma_{
m ult} {
m e}^{(1-2
u)\varepsilon_{
m e}-\varepsilon_{
m ult}}$$

(3) (Cas matériau dur) Si $n < \varepsilon_e$ alors la résistance est atteinte en zone élastique :

March of the Annual Annual

・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・

La valeur de la résistance dépend de la localisation de n et ε_e

 (Cas général) Si ε_e < n ≤ ε_{ult}, alors la résistance est atteinte en phase d'écrouissage (cf. trspt. 2.7.1). Pour un matériau revenu et sous l'hyp. de Considère :

$$\varepsilon_{\rm m} = n; \quad R_{\rm m} = K \left(\frac{n}{{\rm e}}\right)^n {\rm e}^{(1-2\nu)\varepsilon_{\rm c}}.$$

(2) (Cas matériau fragile) Si n > ε_{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

$$\varepsilon_{\rm m} = \varepsilon_{\rm ult}; \quad R_{\rm m} = R(\varepsilon_{\rm ult}) = \sigma_{\rm ult} {\bf e}^{(1-2\nu)\varepsilon_{\rm e}-\varepsilon_{\rm ult}}$$

(3) (Cas matériau dur) Si $n < \varepsilon_e$ alors la résistance est atteinte en zone élastique :

 $\begin{aligned} \mathbf{ste}_{n} &< \frac{1}{2n} := \mathbf{c}_{m} = \mathbf{c}_{n} : \quad \mathbf{R}_{m} = \mathbf{R}_{m} \\ \mathbf{ste}_{n} &\geq \frac{1}{2n} := \mathbf{c}_{m} = \frac{1}{2n} : \quad \mathbf{R}_{m} = \frac{1}{2n} \end{aligned}$

Matériau fragile

La valeur de la résistance dépend de la localisation de n et ε_e

 (Cas général) Si ε_e < n ≤ ε_{ult}, alors la résistance est atteinte en phase d'écrouissage (cf. trspt. 2.7.1). Pour un matériau revenu et sous l'hyp. de Considère :

$$\varepsilon_{\rm m} = n; \quad R_{\rm m} = K \left(\frac{n}{{\rm e}}\right)^n {\rm e}^{(1-2\nu)\varepsilon_{\rm e}}.$$

(2) (Cas matériau fragile) Si n > ε_{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

$$\varepsilon_{\rm m} = \varepsilon_{\rm ult}; \quad R_{\rm m} = R(\varepsilon_{\rm ult}) = \sigma_{\rm ult} {\bf e}^{(1-2\nu)\varepsilon_{\rm e}-\varepsilon_{\rm ult}}$$

(3) (Cas matériau dur) Si $n < \varepsilon_e$ alors la résistance est atteinte en zone élastique :

$$si c_c < \frac{1}{2\nu}$$
; $c_m = c_c$; $R_m = R_{\theta}$,
 $si c_c \ge \frac{1}{2\nu}$; $c_m = \frac{1}{2\nu}$; $R_m = \frac{c}{2\nu \theta}$.

< ロ > < 回 > < 回 > < 回 > < 回 > < 回 > < 回 > < 回 > < < 回 > < < の < の

La valeur de la résistance dépend de la localisation de n et ε_e

 (Cas général) Si ε_e < n ≤ ε_{ult}, alors la résistance est atteinte en phase d'écrouissage (cf. trspt. 2.7.1). Pour un matériau revenu et sous l'hyp. de Considère :

$$\varepsilon_{\rm m} = n; \quad R_{\rm m} = K \left(\frac{n}{{\rm e}}\right)^n {\rm e}^{(1-2\nu)\varepsilon_{\rm e}}.$$

(2) (Cas matériau fragile) Si n > ε_{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

$$\varepsilon_{\rm m} = \varepsilon_{\rm ult}; \quad R_{\rm m} = R(\varepsilon_{\rm ult}) = \sigma_{\rm ult} {\bf e}^{(1-2\nu)\varepsilon_{\rm e}-\varepsilon_{\rm ult}}$$

(3) (Cas matériau dur) Si $n < \varepsilon_e$ alors la résistance est atteinte en zone élastique :

 $si \varepsilon_{e} < \frac{1}{2\nu}$: $\varepsilon_{m} = \varepsilon_{e};$ $R_{m} = R_{e};$ $si \varepsilon_{e} \ge \frac{1}{2\nu}$: $\varepsilon_{m} = \frac{1}{2\nu};$ $R_{m} = \frac{E}{2\nu e};$

Matériau dur

La valeur de la résistance dépend de la localisation de n et ε_{e}

 (Cas général) Si ε_e < n ≤ ε_{ult}, alors la résistance est atteinte en phase d'écrouissage (cf. trspt. 2.7.1). Pour un matériau revenu et sous l'hyp. de Considère :

$$\varepsilon_{\rm m} = n; \quad R_{\rm m} = K \left(\frac{n}{{\bf e}}\right)^n {\bf e}^{(1-2\nu)\varepsilon_{\rm e}}.$$

(2) (Cas matériau fragile) Si n > ε_{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

$$\varepsilon_{\rm m} = \varepsilon_{\rm ult}; \quad R_{\rm m} = R(\varepsilon_{\rm ult}) = \sigma_{\rm ult} {\bf e}^{(1-2\nu)\varepsilon_{\rm e}-\varepsilon_{\rm ult}}$$

(3) (Cas matériau dur) Si $n < \varepsilon_e$ alors la résistance est atteinte en zone élastique :

$$si \varepsilon_{e} < \frac{1}{2\nu}$$
: $\varepsilon_{m} = \varepsilon_{e};$ $R_{m} = R_{e};$
 $si \varepsilon_{e} \ge \frac{1}{2\nu}$: $\varepsilon_{m} = \frac{1}{2\nu};$ $R_{m} = \frac{E}{2\nu e};$

La valeur de la résistance dépend de la localisation de n et ε_{e}

(1) (Cas général) Si ε_e < n ≤ ε_{ult}, alors la résistance est atteinte en phase d'écrouissage (cf. trspt. 2.7.1). Pour un matériau revenu et sous l'hyp. de Considère :

$$\varepsilon_{\rm m} = n; \quad R_{\rm m} = K \left(\frac{n}{{\rm e}}\right)^n {\rm e}^{(1-2\nu)\varepsilon_{\rm e}}.$$

(2) (Cas matériau fragile) Si n > ε_{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

$$\varepsilon_{\rm m} = \varepsilon_{\rm ult}; \quad R_{\rm m} = R(\varepsilon_{\rm ult}) = \sigma_{\rm ult} {\bf e}^{(1-2\nu)\varepsilon_{\rm e}-\varepsilon_{\rm ult}}$$

(3) (Cas matériau dur) Si $n < \varepsilon_e$ alors la résistance est atteinte en zone élastique :

$$si \varepsilon_{e} < \frac{1}{2\nu}$$
: $\varepsilon_{m} = \varepsilon_{e};$ $R_{m} = R_{e};$
 $si \varepsilon_{e} \ge \frac{1}{2\nu}$: $\varepsilon_{m} = \frac{1}{2\nu};$ $R_{m} = \frac{E}{2\nu e};$

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 ne faut par confordre R_m avec la contrainte de traction ultime q_{uit} (cf. trspt. 2.5.3) 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 laterales (Poisson), on a toujours que

 $\sigma_{\rm ult} > R_{\rm m}$.



(日)

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.

ne faut par confondre R_m avec la contrainte de traction ultime σ_{ult} (cf. trspt. 2.5.3) 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

 $\sigma_{\rm ult} > R_{\rm m}$



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 par confondre R_m avec la contrainte de traction ultime σ_{ult} (cf. trspt. 2.5.3) 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

 $\sigma_{\rm ult} > R_{\rm m}$.



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 par confondre R_m avec la contrainte de traction ultime σ_{ult} (cf. trspt. 2.5.3) 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 dimensions laterales (Poisson), on a toujours que



 $\sigma_{\rm ult} > R_{\rm m}$.

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 par confondre R_m avec la contrainte de traction ultime σ_{ult} (cf. trspt. 2.5.3) 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



 $\sigma_{\rm ult} > R_{\rm m}$.

< □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □

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 par confondre R_m avec la contrainte de traction ultime σ_{ult} (cf. trspt. 2.5.3) 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



 $\sigma_{\rm ult} > R_{\rm m}$.

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 par confondre R_m avec la contrainte de traction ultime σ_{ult} (cf. trspt. 2.5.3) 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



 $\sigma_{\rm ult} > R_{\rm m}$.

Fonction de traction (avec l'approximation de Considère)

• Le module d'écrouissage est lié à la résistance. Pour un matériau revenu, on a

$$K = R_m \left(\frac{\mathbf{e}}{n}\right)^n \mathbf{e}^{-(1-2\nu)\varepsilon_e}$$

 Pour un matériau revenu, on obtient ainsi une expression simple de la contrainte nominale



Fonction de traction (avec l'approximation de Considère)

• Le module d'écrouissage est lié à la résistance. Pour un matériau revenu, on a

$$K = R_m \left(\frac{\mathbf{e}}{n}\right)^n \mathbf{e}^{-(1-2\nu)\varepsilon_e}$$

 Pour un matériau revenu, on obtient ainsi une expression simple de la contrainte nominale

✤ Module d'écrouissage aux tableaux



Fonction de traction (avec l'approximation de Considère)

• Le module d'écrouissage est lié à la résistance. Pour un matériau revenu, on a

$$K = R_m \left(\frac{\mathbf{e}}{n}\right)^n \mathbf{e}^{-(1-2\nu)\varepsilon_e}$$

 Pour un matériau revenu, on obtient ainsi une expression simple de la contrainte nominale



Fonction de traction (avec l'approximation de Considère)

• Le module d'écrouissage est lié à la résistance. Pour un matériau revenu, on a

$$K = R_m \left(\frac{\mathbf{e}}{n}\right)^n \mathbf{e}^{-(1-2\nu)\varepsilon_e}$$

Pour un matériau revenu, on obtient ainsi une expression simple de la contrainte nominale

$$R = \begin{cases} E \varepsilon e^{-2\nu\varepsilon}, & \varepsilon \le \varepsilon_e \\ R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} e^{1-\frac{\varepsilon}{n}}\right)^n, & \varepsilon \ge \varepsilon_e \end{cases}$$

$$\Rightarrow \text{ Tableaux 5cQIN}$$

Fonction de traction (avec l'approximation de Considère)

• Le module d'écrouissage est lié à la résistance. Pour un matériau revenu, on a

$$K = R_m \left(\frac{\mathbf{e}}{n}\right)^n \mathbf{e}^{-(1-2\nu)\varepsilon_e}$$

 Pour un matériau revenu, on obtient ainsi une expression simple de la contrainte nominale

$$R = \begin{cases} E\varepsilon \mathbf{e}^{-2\nu\varepsilon}, & \varepsilon \le \varepsilon e \\ R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} \mathbf{e}^{1-\frac{\varepsilon}{n}}\right)^n, & \varepsilon \ge \varepsilon e \end{cases}$$

Fonction de traction (avec l'approximation de Considère)

• Le module d'écrouissage est lié à la résistance. Pour un matériau revenu, on a

$$K = R_m \left(\frac{\mathbf{e}}{n}\right)^n \mathbf{e}^{-(1-2\nu)\varepsilon_e}$$

 Pour un matériau revenu, on obtient ainsi une expression simple de la contrainte nominale

$$R = \begin{cases} E\varepsilon e^{-2\nu\varepsilon}, & \varepsilon \le \varepsilon_{\theta} \\ R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} e^{1-\frac{\varepsilon}{n}}\right)^n, & \varepsilon \ge \varepsilon_{\theta} \end{cases}$$

✤ Fonction de traction aux tableaux

◆□ ▶ ◆□ ▶ ◆ □ ▶ ◆ □ ▶ ◆□ ▶ ◆ □ ▶ ◆ □ ▶
Fonction de traction (avec l'approximation de Considère)

• Le module d'écrouissage est lié à la résistance. Pour un matériau revenu, on a

$$K = R_m \left(\frac{\mathbf{e}}{n}\right)^n \mathbf{e}^{-(1-2\nu)\varepsilon_e}$$

 Pour un matériau revenu, on obtient ainsi une expression simple de la contrainte nominale

$$R = \begin{cases} E\varepsilon \mathbf{e}^{-2\nu\varepsilon}, & \varepsilon \le \varepsilon e \\ R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} \mathbf{e}^{1-\frac{\varepsilon}{n}}\right)^n, & \varepsilon \ge \varepsilon e \end{cases}$$

Fonction de traction (avec l'approximation de Considère)

• Le module d'écrouissage est lié à la résistance. Pour un matériau revenu, on a

$$K = R_m \left(\frac{\mathbf{e}}{n}\right)^n \mathbf{e}^{-(1-2\nu)\varepsilon_e}$$

 Pour un matériau revenu, on obtient ainsi une expression simple de la contrainte nominale

$$R = \begin{cases} E \varepsilon \mathbf{e}^{-2\nu\varepsilon}, & \varepsilon \le \varepsilon_e \\ R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} \mathbf{e}^{1-\frac{\varepsilon}{n}}\right)^n, & \varepsilon \ge \varepsilon_e \end{cases}$$

▶ Tableaux 5d

Fonction de traction (avec l'approximation de Considère)

• Le module d'écrouissage est lié à la résistance. Pour un matériau revenu, on a

$$K = R_m \left(\frac{\mathbf{e}}{n}\right)^n \mathbf{e}^{-(1-2\nu)\varepsilon_e}$$

 Pour un matériau revenu, on obtient ainsi une expression simple de la contrainte nominale

$$R = \begin{cases} E\varepsilon \mathbf{e}^{-2\nu\varepsilon}, & \varepsilon \le \varepsilon e \\ R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} \mathbf{e}^{1-\frac{\varepsilon}{n}}\right)^n, & \varepsilon \ge \varepsilon e \end{cases}$$

Fonction de traction (avec l'approximation de Considère)

• Le module d'écrouissage est lié à la résistance. Pour un matériau revenu, on a

$$K = R_m \left(\frac{\mathbf{e}}{n}\right)^n \mathbf{e}^{-(1-2\nu)\varepsilon_e}$$

 Pour un matériau revenu, on obtient ainsi une expression simple de la contrainte nominale

$$R = \begin{cases} E\varepsilon \mathbf{e}^{-2\nu\varepsilon}, & \varepsilon \leq \varepsilon_e \\ R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} \mathbf{e}^{1-\frac{\varepsilon}{n}}\right)^n, & \varepsilon \geq \varepsilon_e \end{cases}$$

Fonction de traction (avec l'approximation de Considère)

• Le module d'écrouissage est lié à la résistance. Pour un matériau revenu, on a

$$K = R_m \left(\frac{\mathbf{e}}{n}\right)^n \mathbf{e}^{-(1-2\nu)\varepsilon_e}$$

 Pour un matériau revenu, on obtient ainsi une expression simple de la contrainte nominale

$$R = \begin{cases} E\varepsilon \mathbf{e}^{-2\nu\varepsilon}, & \varepsilon \le \varepsilon e \\ R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} \mathbf{e}^{1-\frac{\varepsilon}{n}}\right)^n, & \varepsilon \ge \varepsilon e \end{cases}$$

Fonction de traction (avec l'approximation de Considère)

• Le module d'écrouissage est lié à la résistance. Pour un matériau revenu, on a

$$K = R_m \left(\frac{\mathbf{e}}{n}\right)^n \mathbf{e}^{-(1-2\nu)\varepsilon_e}$$

 Pour un matériau revenu, on obtient ainsi une expression simple de la contrainte nominale

$$R = \begin{cases} E\varepsilon \mathbf{e}^{-2\nu\varepsilon}, & \varepsilon \le \varepsilon e \\ R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} \mathbf{e}^{1-\frac{\varepsilon}{n}}\right)^n, & \varepsilon \ge \varepsilon e \end{cases}$$

Utilisation 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 connu.
- Pour calculer le taux de déformation ε qu'on atteint lorsque la force de traction F est imposée, il faut inverser la fonction de traction.

Fonction de traction (avec l'approximation de Considère)

• Le module d'écrouissage est lié à la résistance. Pour un matériau revenu, on a

$$K = R_m \left(\frac{\mathbf{e}}{n}\right)^n \mathbf{e}^{-(1-2\nu)\varepsilon_e}$$

 Pour un matériau revenu, on obtient ainsi une expression simple de la contrainte nominale

$$R = \begin{cases} E\varepsilon \mathbf{e}^{-2\nu\varepsilon}, & \varepsilon \le \varepsilon e \\ R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} \mathbf{e}^{1-\frac{\varepsilon}{n}}\right)^n, & \varepsilon \ge \varepsilon e \end{cases}$$

Utilisation 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 connu.
- Pour calculer le taux de déformation ε qu'on atteint lorsque la force de traction F est imposée, il faut inverser la fonction de traction.

Fonction de traction (avec l'approximation de Considère)

• Le module d'écrouissage est lié à la résistance. Pour un matériau revenu, on a

$$K = R_m \left(\frac{\mathbf{e}}{n}\right)^n \mathbf{e}^{-(1-2\nu)\varepsilon_e}$$

 Pour un matériau revenu, on obtient ainsi une expression simple de la contrainte nominale

$$R = \begin{cases} E\varepsilon \mathbf{e}^{-2\nu\varepsilon}, & \varepsilon \le \varepsilon e \\ R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} \mathbf{e}^{1-\frac{\varepsilon}{n}}\right)^n, & \varepsilon \ge \varepsilon e \end{cases}$$

Utilisation 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 connu.
- Pour calculer le taux de déformation ε qu'on atteint lorsque la force de traction F est imposée, il faut inverser la fonction de traction.

Exo 3, Série 2 et Exo 1, Série 3 : manipulation de la contrainte et de la fonction de traction réelles

Trois cas se présentent :

(1) Cas élastique : Si $F/S_0 \le R_e$, l'équation à résoudre est

$$\frac{F}{S_0} = E\varepsilon \mathbf{e}^{-2\nu\varepsilon}.$$

(2) **Cas plastique :** Si $R_e < F/S_0 < R_m$, l'équation à résoudre pour un matériau revenu et sous l'hypothèse de Considère, est

$$\frac{F}{S_0}=R_m\left(\frac{\varepsilon}{n}\mathbf{e}^{1-\frac{\varepsilon}{n}}\right)^n.$$

(3) Cas de rupture : Si F/S₀ > R_m, la déformation peut être menée jusqu'à la rupture :

 $\varepsilon = \varepsilon_{\rm ult}$

ロ> < 母> < 目> < 目> < 日> < <

Trois cas se présentent :

(1) Cas élastique : Si $F/S_0 \le R_e$, l'équation à résoudre est

$$\frac{F}{S_0} = E\varepsilon \mathbf{e}^{-2\nu\varepsilon}.$$

(2) **Cas plastique :** Si $R_e < F/S_0 < R_m$, l'équation à résoudre pour un matériau revenu et sous l'hypothèse de Considère, est

$$\frac{F}{S_0} = R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} \mathbf{e}^{1-\frac{\varepsilon}{n}}\right)^n.$$

(3) Cas de rupture : Si F/S₀ > R_m, la déformation peut être menée jusqu'à la rupture :

 $\varepsilon = \varepsilon_{\rm ult}$

◆□ → ◆□ → ◆目 → ◆目 → ◆□ →

Trois cas se présentent :

(1) Cas élastique : Si $F/S_0 \le R_e$, l'équation à résoudre est

$$\frac{F}{S_0} = E\varepsilon \mathbf{e}^{-2\nu\varepsilon}.$$

(2) **Cas plastique :** Si $R_e < F/S_0 < R_m$, l'équation à résoudre pour un matériau revenu et sous l'hypothèse de Considère, est

$$\frac{F}{S_0} = R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} \mathbf{e}^{1-\frac{\varepsilon}{n}}\right)^n.$$

(3) Cas de rupture : Si F/S₀ > R_m, la déformation peut être menée jusqu'à la rupture :

$$\varepsilon = \varepsilon_{ult}$$

Trois cas se présentent :

(1) Cas élastique : Si $F/S_0 \le R_e$, l'équation à résoudre est

$$\frac{F}{S_0} = E\varepsilon \mathbf{e}^{-2\nu\varepsilon}.$$

(2) **Cas plastique :** Si $R_e < F/S_0 < R_m$, l'équation à résoudre pour un matériau revenu et sous l'hypothèse de Considère, est

$$\frac{F}{S_0} = R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} \mathbf{e}^{1-\frac{\varepsilon}{n}}\right)^n.$$

(3) Cas de rupture : Si F/S₀ > R_m, la déformation peut être menée jusqu'à la rupture :

$$\varepsilon = \varepsilon_{\rm ult}$$

Inversion de la fonction de traction

Trois cas se présentent :

(1) Cas élastique : Si $F/S_0 \le R_e$, l'équation à résoudre est

$$\frac{F}{S_0} = E\varepsilon \mathbf{e}^{-2\nu\varepsilon}.$$

(2) **Cas plastique :** Si $R_e < F/S_0 < R_m$, l'équation à résoudre pour un matériau revenu et sous l'hypothèse de Considère, est

$$\frac{F}{S_0} = R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} \mathbf{e}^{1-\frac{\varepsilon}{n}}\right)^n.$$

(3) Cas de rupture : Si F/S₀ > R_m, la déformation peut être menée jusqu'à la rupture :

$$\varepsilon = \varepsilon_{ult}$$

Trois cas se présentent :

(1) Cas élastique : Si $F/S_0 \le R_e$, l'équation à résoudre est

$$\frac{F}{S_0} = E\varepsilon \mathbf{e}^{-2\nu\varepsilon}.$$

(2) **Cas plastique :** Si $R_e < F/S_0 < R_m$, l'équation à résoudre pour un matériau revenu et sous l'hypothèse de Considère, est

$$\frac{F}{S_0} = R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} \mathbf{e}^{1-\frac{\varepsilon}{n}}\right)^n.$$

(3) Cas de rupture : Si F/S₀ > R_m, la déformation peut être menée jusqu'à la rupture :

$$\varepsilon = \varepsilon_{ult}$$

Trois cas se présentent :

(1) Cas élastique : Si $F/S_0 \le R_e$, l'équation à résoudre est

$$\frac{F}{S_0} = E\varepsilon \mathbf{e}^{-2\nu\varepsilon}.$$

(2) **Cas plastique :** Si $R_e < F/S_0 < R_m$, l'équation à résoudre pour un matériau revenu et sous l'hypothèse de Considère, est

$$\frac{F}{S_0} = R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} \mathbf{e}^{1-\frac{\varepsilon}{n}}\right)^n.$$

(3) Cas de rupture : Si F/S₀ > R_m, la déformation peut être menée jusqu'à la rupture :

$$\varepsilon = \varepsilon_{ult}$$

Trois cas se présentent :

(1) Cas élastique : Si $F/S_0 \le R_e$, l'équation à résoudre est

$$\frac{F}{S_0} = E\varepsilon \mathbf{e}^{-2\nu\varepsilon}.$$

(2) **Cas plastique :** Si $R_e < F/S_0 < R_m$, l'équation à résoudre pour un matériau revenu et sous l'hypothèse de Considère, est

$$\frac{F}{S_0}=R_m\left(\frac{\varepsilon}{n}\mathbf{e}^{1-\frac{\varepsilon}{n}}\right)^n.$$

(3) Cas de rupture : Si F/S₀ > R_m, la déformation peut être menée jusqu'à la rupture :

 $\varepsilon = \varepsilon_{\rm ult}$

>> Equation de la déformation maximale aux tabl.

Trois cas se présentent :

(1) Cas élastique : Si $F/S_0 \le R_e$, l'équation à résoudre est

$$\frac{F}{S_0} = E\varepsilon \mathbf{e}^{-2\nu\varepsilon}.$$

(2) **Cas plastique :** Si $R_e < F/S_0 < R_m$, l'équation à résoudre pour un matériau revenu et sous l'hypothèse de Considère, est

$$\frac{F}{S_0} = R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} \mathbf{e}^{1-\frac{\varepsilon}{n}}\right)^n.$$

(3) Cas de rupture : Si F/S₀ > R_m, la déformation peut être menée jusqu'à la rupture :

$$\varepsilon = \varepsilon_{ult}$$

Observation

 Même sous l'hypothèse de Considère, l'équation à résoudre est transcendante. dans le cas d'un matériau revenu, cette équation est :

$$\frac{F}{S_0} = R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} \mathbf{e}^{1-\frac{\varepsilon}{n}}\right)^n.$$

Algorithme

Observation

 Même sous l'hypothèse de Considère, l'équation à résoudre est transcendante. dans le cas d'un matériau revenu, cette équation est :

$$\frac{F}{S_0} = R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} \mathbf{e}^{1-\frac{\varepsilon}{n}}\right)^n.$$

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 x
 sa limite et on trouve le taux de déformation réel

Observation

 Même sous l'hypothèse de Considère, l'équation à résoudre est transcendante. dans le cas d'un matériau revenu, cette équation est :

$$\frac{F}{S_0} = R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} \mathbf{e}^{1-\frac{\varepsilon}{n}}\right)^n.$$

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 x sa limite et on trouve le taux de déformation réel

Observation

 Même sous l'hypothèse de Considère, l'équation à résoudre est transcendante. dans le cas d'un matériau revenu, cette équation est :

$$\frac{F}{S_0} = R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} \mathbf{e}^{1-\frac{\varepsilon}{n}}\right)^n.$$

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

$$x_{m+1} = \alpha \mathbf{e}^{x_m}, \ m = 0, 1, 2 \dots$$

・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・

On appelle x̄ sa limite et on trouve le taux de déformation réel

Observation

 Même sous l'hypothèse de Considère, l'équation à résoudre est transcendante. dans le cas d'un matériau revenu, cette équation est :

$$\frac{F}{S_0} = R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} \mathbf{e}^{1-\frac{\varepsilon}{n}}\right)^n.$$

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

$$x_{m+1} = \alpha \mathbf{e}^{x_m}, \ m = 0, 1, 2 \dots$$

• On appelle x sa limite et on trouve le taux de déformation réel

 $\varepsilon = n\bar{x}$

Observation

 Même sous l'hypothèse de Considère, l'équation à résoudre est transcendante. dans le cas d'un matériau revenu, cette équation est :

$$\frac{F}{S_0} = R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} \mathbf{e}^{1-\frac{\varepsilon}{n}}\right)^n.$$

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

$$x_{m+1} = \alpha \mathbf{e}^{x_m}, \ m = 0, 1, 2 \dots$$

• On appelle x sa limite et on trouve le taux de déformation réel

$$\varepsilon = n\bar{x}$$

Observation

 Même sous l'hypothèse de Considère, l'équation à résoudre est transcendante. dans le cas d'un matériau revenu, cette équation est :

$$\frac{F}{S_0} = R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} \mathbf{e}^{1-\frac{\varepsilon}{n}}\right)^n.$$

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

$$x_{m+1} = \alpha \mathbf{e}^{x_m}, \ m = 0, 1, 2 \dots$$

• On appelle \bar{x} sa limite et on trouve le taux de déformation réel ($\varepsilon < n \equiv \varepsilon_m$)

$$\varepsilon = n\bar{x}$$

Observation

 Même sous l'hypothèse de Considère, l'équation à résoudre est transcendante. dans le cas d'un matériau revenu, cette équation est :

$$\frac{F}{S_0} = R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} \mathbf{e}^{1-\frac{\varepsilon}{n}}\right)^n.$$

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

$$x_{m+1} = \alpha \mathbf{e}^{x_m}, \ m = 0, 1, 2 \dots$$

• On appelle \bar{x} sa limite et on trouve le taux de déformation réel ($\varepsilon < n \equiv \varepsilon_m$)

$$\varepsilon = n\bar{x}$$



Observation

 Même sous l'hypothèse de Considère, l'équation à résoudre est transcendante. dans le cas d'un matériau revenu, cette équation est :

$$\frac{F}{S_0} = R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} \mathbf{e}^{1-\frac{\varepsilon}{n}}\right)^n.$$

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

$$x_{m+1} = \alpha \mathbf{e}^{x_m}, \ m = 0, 1, 2 \dots$$

• On appelle \bar{x} sa limite et on trouve le taux de déformation réel ($\varepsilon < n \equiv \varepsilon_m$)

$$\varepsilon = n\bar{x}$$

Observation

 Même sous l'hypothèse de Considère, l'équation à résoudre est transcendante. dans le cas d'un matériau revenu, cette équation est :

$$\frac{F}{S_0} = R_m \left(\frac{\varepsilon}{n} \mathbf{e}^{1-\frac{\varepsilon}{n}}\right)^n.$$

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

$$x_{m+1} = \alpha \mathbf{e}^{x_m}, \ m = 0, 1, 2 \dots$$

• 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

9. Energie de déformation

10. L'expérience de dureté

11. L'expérience de compression

Travail et énergie spécifique

• Le travail fourni sur un épisode de l'expérience de traction est

 $dA = S\sigma dI \Longrightarrow dA = V\sigma d\varepsilon.$

• Le travail total pour amener l'échantillon au taux de déformation réel $\varepsilon_{\rm f}$ vaut :



• Si le matériau est incompressible alors V = V₀ et

$$\lambda = \kappa_0 \int_0^\infty dt \, dt = \kappa_0 t$$

 $\phi_{i}(x) = \int_{-\infty}^{\infty} e^{i x x} e^{i x} e^{i x x} e^{i x} e^{i x} e^{i x}$

- Pour un matériau général, V₆₉ est
 - Pour un matériau général, M₁₀ est une sur-cetim

• Episode de traction

Travail et énergie spécifique

• Le travail fourni sur un épisode de l'expérience de traction est

 $dA = S\sigma dI \Longrightarrow dA = V\sigma d\varepsilon.$

• Le travail total pour amener l'échantillon au taux de déformation réel $\varepsilon_{\rm f}$ vaut :



• Si le matériau est **incompressible** alors $V = V_0$ et



- Pour un matériau général, V_{en} est
- Pour un matériau général. Vin est une aur-ostimation du travail A

Travail et énergie spécifique

· Le travail fourni sur un épisode de l'expérience de traction est

 $dA = S\sigma dI \Longrightarrow dA = V\sigma d\varepsilon.$

• Le travail total pour amener l'échantillon au taux de déformation réel $\varepsilon_{\rm f}$ vaut :

$$A = \int_0^{\varepsilon_{\rm f}} V \sigma d\varepsilon$$

• Si le matériau est incompressible alors V = V₀ et

$$A = V_0 \int_0^{e_t} \sigma d\varepsilon = V_0 \eta$$

- Pour un matériau général, V_{en} est
- Pour un matériau général. Vin est une sur-estimation du travail A.

Travail et énergie spécifique

· Le travail fourni sur un épisode de l'expérience de traction est

 $dA = S\sigma dI \Longrightarrow dA = V\sigma d\varepsilon.$

• Le travail total pour amener l'échantillon au taux de déformation réel ε_f vaut :

$$A = \int_0^{\varepsilon_{\rm f}} \mathbf{V} \sigma d\varepsilon$$

• Si le matériau est **incompressible** alors $V = V_0$ et

$$A = V_0 \int_0^{\varepsilon_{\rm f}} \sigma d\varepsilon = V_0 \eta$$

< Pour un matériau général, Voŋ est

Pour un matériau général, Von est une sur-estimation du travail A.

Travail et énergie spécifique

· Le travail fourni sur un épisode de l'expérience de traction est

 $dA = S\sigma dI \Longrightarrow dA = V\sigma d\varepsilon.$

• Le travail total pour amener l'échantillon au taux de déformation réel ε_f vaut :

$$A = \int_0^{\varepsilon_{\rm f}} \mathbf{V} \sigma d\varepsilon$$

• Si le matériau est incompressible alors $V = V_0$ et

$$A = V_0 \int_0^{\varepsilon_{\rm f}} \sigma d\varepsilon = V_0 \eta$$

 $o\dot{u} \quad \eta = \int_0^{\varepsilon_{\rm f}} \sigma d\varepsilon$ (énergie spécifique de déformation)

- Pour un matériau général, V₀η est
- Pour un matériau général, Vm est une sur-estimation du travail A.

Travail et énergie spécifique

· Le travail fourni sur un épisode de l'expérience de traction est

 $dA = S\sigma dI \Longrightarrow dA = V\sigma d\varepsilon.$

• Le travail total pour amener l'échantillon au taux de déformation réel ε_f vaut :

$$A = \int_0^{\varepsilon_{\rm f}} V \sigma d\varepsilon$$

• Si le matériau est incompressible alors $V = V_0$ et

$$A = V_0 \int_0^{\varepsilon_{\rm f}} \sigma d\varepsilon = V_0 \eta$$

 $o\dot{u} \quad \eta = \int_0^{\varepsilon_{\rm f}} \sigma d\varepsilon$ (énergie spécifique de déformation)

- Pour un matériau général, V₀η est
- Pour un matériau général, May est une sur-estimation du travail A.

Travail et énergie spécifique

· Le travail fourni sur un épisode de l'expérience de traction est

$$dA = S\sigma dI \Longrightarrow dA = V\sigma d\varepsilon.$$

• Le travail total pour amener l'échantillon au taux de déformation réel ε_f vaut :

$$A = \int_0^{\varepsilon_{\rm f}} V \sigma d\varepsilon$$

• Si le matériau est **incompressible** alors $V = V_0$ et

$$A = V_0 \int_0^{\varepsilon_{\rm f}} \sigma d\varepsilon = V_0 \eta$$

 $o\dot{u} \quad \eta = \int_0^{\varepsilon_{\rm f}} \sigma d\varepsilon$ (énergie spécifique de déformation)

Pour un matériau général, V₀η est

Pour un matériau général, May est une sur-estimation du travail A.

Travail et énergie spécifique

· Le travail fourni sur un épisode de l'expérience de traction est

$$dA = S\sigma dI \Longrightarrow dA = V\sigma d\varepsilon.$$

• Le travail total pour amener l'échantillon au taux de déformation réel ε_f vaut :

$$A = \int_0^{\varepsilon_{\rm f}} V \sigma d\varepsilon$$

• Si le matériau est **incompressible** alors $V = V_0$ et

$$A = V_0 \int_0^{\varepsilon_{\rm f}} \sigma d\varepsilon = V_0 \eta$$

où $\eta = \int_0^{\varepsilon_{\rm f}} \sigma d\varepsilon$ (énergie spécifique de déformation)

- Pour un matériau général, V₀η est
 - Pour un matériau général, Vm est une sur-estimation du travail

• Energie spécifique de déformation
Travail et énergie spécifique

· Le travail fourni sur un épisode de l'expérience de traction est

$$dA = S\sigma dI \Longrightarrow dA = V\sigma d\varepsilon.$$

• Le travail total pour amener l'échantillon au taux de déformation réel ε_f vaut :

$$A = \int_0^{\varepsilon_{\rm f}} V \sigma d\varepsilon$$

• Si le matériau est incompressible alors V = V₀ et

$$A = V_0 \int_0^{\varepsilon_{\rm f}} \sigma d\varepsilon = V_0 \eta$$

 $o\dot{u} \quad \eta = \int_0^{\varepsilon_{\rm f}} \sigma d\varepsilon$ (énergie spécifique de déformation)

- Pour un matériau général, V₀η est
- Pour un matériau général, Vm est une sur-estimation du travail A

***** L'unité de η est celle de σ , est-ce compatible pour une énergie spécifique ? (Tableaux 7f)

Travail et énergie spécifique

· Le travail fourni sur un épisode de l'expérience de traction est

$$dA = S\sigma dI \Longrightarrow dA = V\sigma d\varepsilon.$$

• Le travail total pour amener l'échantillon au taux de déformation réel ε_f vaut :

$$A = \int_0^{\varepsilon_{\rm f}} V \sigma d\varepsilon$$

• Si le matériau est **incompressible** alors $V = V_0$ et

$$A = V_0 \int_0^{\varepsilon_{\rm f}} \sigma d\varepsilon = V_0 \eta$$

 $o\dot{u}$ $\eta = \int_{0}^{\varepsilon_{\mathrm{f}}} \sigma d\varepsilon$ (énergie spécifique de déformation)

- Pour un matériau général, V₀η est
- Pour un matériau général, Vm est une sur-estimation du travail A.

Travail et énergie spécifique

· Le travail fourni sur un épisode de l'expérience de traction est

$$dA = S\sigma dI \Longrightarrow dA = V\sigma d\varepsilon.$$

• Le travail total pour amener l'échantillon au taux de déformation réel ε_f vaut :

$$A = \int_0^{\varepsilon_{\rm f}} V \sigma d\varepsilon$$

• Si le matériau est incompressible alors V = V₀ et

$$A = V_0 \int_0^{\varepsilon_{\rm f}} \sigma d\varepsilon = V_0 \eta$$

 $o\dot{u}$ $\eta = \int_{0}^{\varepsilon_{\mathrm{f}}} \sigma d\varepsilon$ (énergie spécifique de déformation)

- Pour un matériau général, V₀η est
 - Pour un matériau général, Vm est une sur-estimation du travail A

• Même si le matériau est compressible le produit $V_0\eta$ a un sens, lequel ? (Tableaux 7d)

Travail et énergie spécifique

· Le travail fourni sur un épisode de l'expérience de traction est

$$dA = S\sigma dI \Longrightarrow dA = V\sigma d\varepsilon.$$

• Le travail total pour amener l'échantillon au taux de déformation réel ε_f vaut :

$$A = \int_0^{\varepsilon_{\rm f}} V \sigma d\varepsilon$$

• Si le matériau est incompressible alors V = V₀ et

$$A = V_0 \int_0^{\varepsilon_{\rm f}} \sigma d\varepsilon = V_0 \eta$$

 $o\dot{u} \quad \eta = \int_{0}^{\varepsilon_{\rm f}} \sigma d\varepsilon$ (énergie spécifique de déformation)

Pour un matériau général, V₀η est une sous-estimation du travail A.

Pour un matériau général, Vm est une sur-estimation du travail A.

Travail et énergie spécifique

· Le travail fourni sur un épisode de l'expérience de traction est

$$dA = S\sigma dI \Longrightarrow dA = V\sigma d\varepsilon.$$

• Le travail total pour amener l'échantillon au taux de déformation réel ε_f vaut :

$$A = \int_0^{\varepsilon_{\rm f}} V \sigma d\varepsilon$$

• Si le matériau est incompressible alors V = V₀ et

$$A = V_0 \int_0^{\varepsilon_{\rm f}} \sigma d\varepsilon = V_0 \eta$$

 $o\dot{u} \quad \eta = \int_{0}^{\varepsilon_{\rm f}} \sigma d\varepsilon$ (énergie spécifique de déformation)

- Pour un matériau général, V₀η est une sous-estimation du travail A.
- Pour un matériau général, V_t est une sur-estimation du travail A.

✤ Il est aussi possible d'obtenir une sur-estimation du travail A (Tableaux 7e)

Travail et énergie spécifique

· Le travail fourni sur un épisode de l'expérience de traction est

$$dA = S\sigma dI \Longrightarrow dA = V\sigma d\varepsilon.$$

• Le travail total pour amener l'échantillon au taux de déformation réel ε_f vaut :

$$A = \int_0^{\varepsilon_{\rm f}} V \sigma d\varepsilon$$

• Si le matériau est incompressible alors V = V₀ et

$$A = V_0 \int_0^{\varepsilon_{\rm f}} \sigma d\varepsilon = V_0 \eta$$

 $o\dot{u} \quad \eta = \int_0^{\varepsilon_{\rm f}} \sigma d\varepsilon$ (énergie spécifique de déformation)

Pour un matériau général, V₀η est une sous-estimation du travail A.

Pour un matériau général, V_fη est une sur-estimation du travail A.

Travail et énergie spécifique

· Le travail fourni sur un épisode de l'expérience de traction est

$$dA = S\sigma dI \Longrightarrow dA = V\sigma d\varepsilon.$$

• Le travail total pour amener l'échantillon au taux de déformation réel ε_f vaut :

$$A = \int_0^{\varepsilon_{\rm f}} V \sigma d\varepsilon$$

• Si le matériau est incompressible alors V = V₀ et

$$A = V_0 \int_0^{\varepsilon_{\rm f}} \sigma d\varepsilon = V_0 \eta$$

 $o\dot{u} \quad \eta = \int_0^{\varepsilon_{\rm f}} \sigma d\varepsilon$ (énergie spécifique de déformation)

- Pour un matériau général, V₀η est une sous-estimation du travail A.
- Pour un matériau général, V_fη est une sur-estimation du travail A.

Travail et énergie spécifique

· Le travail fourni sur un épisode de l'expérience de traction est

$$dA = S\sigma dI \Longrightarrow dA = V\sigma d\varepsilon.$$

• Le travail total pour amener l'échantillon au taux de déformation réel ε_f vaut :

$$A = \int_0^{\varepsilon_{\rm f}} V \sigma d\varepsilon$$

• Si le matériau est incompressible alors V = V₀ et

$$A = V_0 \int_0^{\varepsilon_{\rm f}} \sigma d\varepsilon = V_0 \eta$$

 $o\dot{u} \quad \eta = \int_0^{\varepsilon_{\rm f}} \sigma d\varepsilon$ (énergie spécifique de déformation)

- Pour un matériau général, V₀η est une sous-estimation du travail A.
- Pour un matériau général, V_fη est une sur-estimation du travail A.

Travail et énergie spécifique

· Le travail fourni sur un épisode de l'expérience de traction est

$$dA = S\sigma dI \Longrightarrow dA = V\sigma d\varepsilon.$$

• Le travail total pour amener l'échantillon au taux de déformation réel ε_f vaut :

$$A = \int_0^{\varepsilon_{\rm f}} V \sigma d\varepsilon$$

• Si le matériau est incompressible alors V = V₀ et

$$A = V_0 \int_0^{\varepsilon_{\rm f}} \sigma d\varepsilon = V_0 \eta$$

 $o\dot{u} \quad \eta = \int_{0}^{\varepsilon_{\rm f}} \sigma d\varepsilon$ (énergie spécifique de déformation)

- Pour un matériau général, V₀η est une sous-estimation du travail A.
- Pour un matériau général, V_fη est une sur-estimation du travail A.

Exo 1, Série 4 : énergie nécessaire pour étirer des agrafes

Définition de la ténacité

La ténacité T est l'énergie spécifique de déformation jusqu'en rupture :

$$T = \int_0^{\varepsilon_{\rm ult}} \sigma d\varepsilon$$

Définition de la ténacité

La ténacité T est l'énergie spécifique de déformation jusqu'en rupture :



Définition de la ténacité

La ténacité T est l'énergie spécifique de déformation jusqu'en rupture :



Il ne faut surtout pas confondre résistance et ténacité !

Définition de la ténacité

La ténacité T est l'énergie spécifique de déformation jusqu'en rupture :



Définition de la ténacité

La ténacité T est l'énergie spécifique de déformation jusqu'en rupture :



Quelle est l'unité de la ténacité?

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

 $HB = \frac{charge en [kg]}{surface de l'empreinte en [mm²]}$

・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・

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

 $HB = \frac{charge en [kg]}{surface de l'empreinte en [mm²]} = 0.016 =$

・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・

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

 $HB = \frac{charge en [kg]}{surface de l'empreinte en [mm²]}$

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).

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

 $HB = \frac{charge en [kg]}{surface de l'empreinte en [mm²]}$

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).





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).



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).



$$HB = \frac{charge en [kg]}{surface de l'empreinte en [mm2]} P = 2P$$

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).



$$HB = \frac{charge en [kg]}{surface de l'empreinte en [mm2]} = \frac{P}{sD(D - \sqrt{D^2 - d^2})}$$

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).



$$HB = \frac{charge en [kg]}{surface de l'empreinte en [mm2]} = \frac{P}{\pi Dh} = \frac{2P}{\pi D(D - \sqrt{D^2 - d^2})}$$

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).



・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・

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).



・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・

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).



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).



$$HB = \frac{\text{charge en } [kg]}{\text{surface de l'empreinte en } [mm^2]} = \frac{P}{\pi Dh} \Longrightarrow \text{Tableau 10} = \frac{2P}{\pi D(D - \sqrt{D^2 - d^2})}$$

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).



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).



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).



Observation empirique

- Il existe une relation approximative entre la dureté et la limite élastique.
- Lorsque l'on donne HB en unité de [kg/mm²], on peut approcher R_e en unité de [MPa] grâce aux formules :
 - R_e ~ 3.5HB, pour des matériaux écrouis,
 - $R_e \simeq 2.0 HB$, pour des matériaux recuits.

Observation empirique

- Il existe une relation approximative entre la dureté et la limite élastique.
- Lorsque l'on donne HB en unité de [kg/mm²], on peut approcher R_e en unité de [MPa] grâce aux formules :

- R_e ~ 3.5HB, pour des matériaux écrouis,
- $R_e \simeq 2.0$ HB, pour des matériaux recuits.



J.A.Brinell (1849-1925)

Observation empirique

- · Il existe une relation approximative entre la dureté et la limite élastique.
- Lorsque l'on donne HB en unité de [kg/mm²], on peut approcher R_e en unité de [MPa] grâce aux formules :
 - R_e ~ 3.5HB, pour des matériaux écrouis,
 - R_e ~ 2.0HB, pour des matériaux recuits.



J.A.Brinell (1849-1925)



Basil Zaharoff (1849-1936) former CEO of Vickers Ltd

Observation empirique

- Il existe une relation approximative entre la dureté et la limite élastique.
- Lorsque l'on donne HB en unité de [kg/mm²], on peut approcher R_e en unité de [MPa] grâce aux formules :
 - R_e ~ 3.5HB, pour des matériaux écrouis,
 - R_e ~ 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

2.11.1 L'expérience de compression

Elle permet de compléter la courbe de traction pour les déf. < 0



Fig.11 Courbe de traction réelle

・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
Elle permet de compléter la courbe de traction pour les déf. < 0



Fig.11 Courbe de traction réelle

Elle permet de compléter la courbe de traction pour les déf. < 0



< ロ > < 回 > < 回 > < 回 > < 回 > < 回 > < 回 > < 回 > < < 回 > < < の < の

Elle permet de compléter la courbe de traction pour les déf. < 0



Elle permet de compléter la courbe de traction pour les déf. < 0



Elle permet de compléter la courbe de traction pour les déf. < 0



Elle permet de compléter la courbe de traction pour les déf. < 0



Elle permet de compléter la courbe de traction pour les déf. < 0



Elle permet de compléter la courbe de traction pour les déf. < 0



• Concevoir l'éch. (I_0, S_0) pour rester sous le seuil de flambage (= multiplicité de l'état de déf.)

Elle permet de compléter la courbe de traction pour les déf. < 0



Elle permet de compléter la courbe de traction pour les déf. < 0



Elle permet de compléter la courbe de traction pour les déf. < 0



・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・

Elle permet de compléter la courbe de traction pour les déf. < 0



Elle permet de compléter la courbe de traction pour les déf. < 0



Elle permet de compléter la courbe de traction pour les déf. < 0



・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・

Elle permet de compléter la courbe de traction pour les déf. < 0



Elle permet de compléter la courbe de traction pour les déf. < 0



Elle permet de compléter la courbe de traction pour les déf. < 0



Elle permet de compléter la courbe de traction pour les déf. < 0



・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・

Elle permet de compléter la courbe de traction pour les déf. < 0



◆□ → ▲□ → ▲目 → ▲目 → ▲□ →

Elle permet de compléter la courbe de traction pour les déf. < 0



Elle permet de compléter la courbe de traction pour les déf. < 0



◆□ → ◆□ → ◆三 → ◆□ → ◆□ →

Elle permet de compléter la courbe de traction pour les déf. < 0



Elle permet de compléter la courbe de traction pour les déf. < 0



・ロ> < 回> < 回> < 回> < 回

Elle permet de compléter la courbe de traction pour les déf. < 0



・ロ> < 目> < 目> < 目> < 目> < のへの

Elle permet de compléter la courbe de traction pour les déf. < 0



Elle permet de compléter la courbe de traction pour les déf. < 0



Elle permet de compléter la courbe de traction pour les déf. < 0



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	$arepsilon \leq arepsilon_{ ext{e;c}}$ (élasticité)	$\varepsilon > \varepsilon_{e;c}$ (plasticité)
$\frac{r}{r_0}$	$e^{-\nu\varepsilon}$	$\mathbf{e}^{(rac{1}{2}- u)\varepsilon_{\mathrm{e;c}}-rac{1}{2}\varepsilon}$
S So	$e^{-2\nu\varepsilon}$	$\mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_{\mathrm{e;c}}-\varepsilon}$
$\frac{V}{V_0}$	$\mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon}$	$\mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_{\mathrm{e;c}}}$

- 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).

・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・

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	$arepsilon \leq arepsilon_{ ext{e;c}}$ (élasticité)	$\varepsilon > \varepsilon_{e;c}$ (plasticité)
$\frac{r}{r_0}$	$e^{-\nu\varepsilon}$	$\mathbf{e}^{(rac{1}{2}- u)\varepsilon_{\mathrm{e;c}}-rac{1}{2}\varepsilon}$
S So	$e^{-2\nu\varepsilon}$	$\mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_{\mathrm{e};\mathrm{c}}-\varepsilon}$
$\frac{V}{V_0}$	$\mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon}$	$\mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_{\mathrm{e;c}}}$

- 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 (carres et al.)
- 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).

・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・

Loi de Poisson et de Considère en compression

Situation	$arepsilon \leq arepsilon_{ ext{e;c}}$ (élasticité)	$\varepsilon > arepsilon_{ m e;c}$ (plasticité)
$\frac{r}{r_0}$	$e^{-\nu\varepsilon}$	$\mathbf{e}^{(rac{1}{2}- u)\varepsilon_{\mathrm{e;c}}-rac{1}{2}\varepsilon}$
$\frac{S}{S_0}$	$e^{-2\nu\varepsilon}$	$\mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_{\mathrm{e;c}}-\varepsilon}$
$\frac{V}{V_0}$	$\mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon}$	$\mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_{\mathrm{e};\mathrm{c}}}$

- 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 v < 1).
- 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).

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	$arepsilon \leq arepsilon_{ ext{e;c}}$ (élasticité)	$\varepsilon > arepsilon_{ m e;c}$ (plasticité)
$\frac{r}{r_0}$	$e^{-\nu\varepsilon}$	$\mathbf{e}^{(rac{1}{2}- u)\varepsilon_{\mathrm{e;c}}-rac{1}{2}\varepsilon}$
<u>So</u>	$e^{-2\nu\varepsilon}$	$\mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_{\mathrm{e;c}}-\varepsilon}$
$\frac{V}{V_0}$	$e^{(1-2\nu)\varepsilon}$	$\mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_{\mathrm{e};\mathrm{c}}}$

- 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 ν ≤ 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).

・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・

Loi de Poisson et de Considère en compression

Situation	$arepsilon \leq arepsilon_{ ext{e;c}}$ (élasticité)	$\varepsilon > arepsilon_{ m e;c}$ (plasticité)
$\frac{r}{r_0}$	$e^{-\nu\varepsilon}$	$\mathbf{e}^{(rac{1}{2}- u)\varepsilon_{\mathrm{e;c}}-rac{1}{2}\varepsilon}$
<u>So</u>	$e^{-2\nu\varepsilon}$	$\mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_{\mathrm{e;c}}-\varepsilon}$
$\frac{V}{V_0}$	$\mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon}$	$\mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_{\mathrm{e};\mathrm{c}}}$

- 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 ν ≤ 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).

Loi de Poisson et de Considère en compression

Situation	$arepsilon \leq arepsilon_{ ext{e;c}}$ (élasticité)	$\varepsilon > arepsilon_{ m e;c}$ (plasticité)
$\frac{r}{r_0}$	$e^{-\nu\varepsilon}$	$\mathbf{e}^{(rac{1}{2}- u)\varepsilon_{\mathrm{e;c}}-rac{1}{2}\varepsilon}$
<u>So</u>	$e^{-2\nu\varepsilon}$	$\mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_{\mathrm{e;c}}-\varepsilon}$
$\frac{V}{V_0}$	$\mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon}$	$\mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_{\mathrm{e};\mathrm{c}}}$

- 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 ν ≤ 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).

Loi de Poisson et de Considère en compression

Situation	$arepsilon \leq arepsilon_{ ext{e;c}}$ (élasticité)	$\varepsilon > arepsilon_{ m e;c}$ (plasticité)
$\frac{r}{r_0}$	$e^{-\nu\varepsilon}$	$\mathbf{e}^{(rac{1}{2}- u)\varepsilon_{\mathrm{e;c}}-rac{1}{2}\varepsilon}$
<u>S</u>	$e^{-2\nu\varepsilon}$	$\mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_{\mathrm{e;c}}-\varepsilon}$
$\frac{V}{V_0}$	$\mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon}$	$\mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_{\mathrm{e};\mathrm{c}}}$

- 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 ν ≤ 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).

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	$arepsilon \leq arepsilon_{ ext{e;c}}$ (élasticité)	$\varepsilon > arepsilon_{ m e;c}$ (plasticité)
$\frac{r}{r_0}$	$e^{-\nu\varepsilon}$	$\mathbf{e}^{(rac{1}{2}- u)\varepsilon_{\mathrm{e;c}}-rac{1}{2}\varepsilon}$
<u>S</u>	$e^{-2\nu\varepsilon}$	$\mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_{\mathrm{e;c}}-\varepsilon}$
$\frac{V}{V_0}$	$\mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon}$	$\mathbf{e}^{(1-2\nu)\varepsilon_{\mathrm{e};\mathrm{c}}}$

- 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 ν ≤ 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 : écrouissage, ténacité et dureté

ANNEXES, TABLES ET BIBLIOGRAPHIE
Terminologie anglaise

Glossaire des concepts importants en anglais

errain eering strain engineering) stress e test e curve ressive test test tensile) strength te (tensile) strength ess ity
sity modulus modulus on ratio or strain) hardening ation

Terminologie anglaise

Glossaire des concepts importants en anglais

Français	Anglais
Taux de déformation :	Real strain
Taux de déformation nominal : .	Engineering strain
Contrainte (réel, nominale) :	(Real, engineering) stress
Essai de traction :	Tensile test
Courbe de traction :	Tensile curve
Essai de compression :	Compressive test
Essai de cisaillement :	Shear test
Limite élastique :	Yield (tensile) strength
Résistance :	Ultimate (tensile) strength
Dureté :	Hardness
Ténacité :	Tenacity
Module d'elasticité :	Elasticity modulus
Module de cisaillement :	Shear modulus
Coefficient de Poisson :	Poisson ratio
Ecrouissage :	(Work or strain) hardening
Dislocation :	Dislocation

retour

 La contrainte de traction σ(ε) ne s'applique pas que sur les faces extrêmes de l'échantillon. L'équilibre mecanique 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 le siège d'un état de contrainte homogène :

 La contrainte de traction σ(ε) 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 le siège d'un état de contrainte homogène :

 La contrainte de traction σ(ε) 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 le siège d'un état de contrainte homogène :

 La contrainte de traction σ(ε) 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 le siège d'un état de contrainte homogène :

 La contrainte de traction σ(ε) 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 le siège d'un état de contrainte homogène : une traction uniadale dont l'amplitude est égale à la contrainte réelle d'une provide de la contrainte réelle d'une d'une d'une de la contrainte réelle d'une d'un

 La contrainte de traction σ(ε) 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 le siège d'un état de contrainte homogène : une traction uniaxiale dont l'amplitude est égale à la contrainte reelle a.

 La contrainte de traction σ(ε) 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 le siège d'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.

 La contrainte de traction σ(ε) 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 le siège d'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 retour ontraintes.

Théorie de l'élasticité linéaire

· Vous connaissez sans doute la loi

 $\sigma = Ee, e \leq e_e$ (loi de Hooke approchée)

 $o\dot{u} e = \frac{l-l_0}{l_0}$ est le taux de déformation nominal.

- La loi de Hooke approchée ne peut pas être vraie en général car elle conduit à des prédictions aberantes comme une diminution de la déformabilité de la matière sous précontraintes (cf.exos).
- Cependant, dans le cas où e est assez petit (e < 0.05), alors on a que $\varepsilon \simeq$ e et les lois de Hooke et exactes sont à peu-près équivalentes.
- Comme e > ε, la loi de Hooke approchée surestime systématiquement la contrainte réelle σ.

○○○○□□ < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ >

Théorie de l'élasticité linéaire

· Vous connaissez sans doute la loi

 $\sigma = Ee, e \leq e_e$ (loi de Hooke approchée)

 $o\dot{u} e = \frac{l-l_0}{l_0}$ est le taux de déformation nominal.

- La loi de Hooke approchée ne peut pas être vraie en général car elle conduit à des prédictions aberantes comme une diminution de la déformabilité de la matière sous précontraintes (cf.exos).
- Cependant, dans le cas où e est assez petit (e < 0.05), alors on a que ε ≃ e et les lois de Hooke et exactes sont à peu-près équivalentes.

・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・

 Comme e > ε, la loi de Hooke approchée surestime systématiquement la contrainte réelle σ.

Théorie de l'élasticité linéaire

· Vous connaissez sans doute la loi

 $\sigma = Ee, e \leq e_e$ (loi de Hooke approchée)

 $o\dot{u} e = \frac{l-l_0}{l_0}$ est le taux de déformation nominal.

- La loi de Hooke approchée ne peut pas être vraie en général car elle conduit à des prédictions aberantes comme une diminution de la déformabilité de la matière sous précontraintes (cf.exos).
- Cependant, dans le cas où e est assez petit (e < 0.05), alors on a que ε ≃ e et les lois de Hooke et exactes sont à peu-près équivalentes.

• Comme $e > \varepsilon$, la loi de Hooke approchée **surestime** systématiquement la contrainte réelle σ .

Théorie de l'élasticité linéaire

· Vous connaissez sans doute la loi

 $\sigma = Ee, e \leq e_e$ (loi de Hooke approchée)

 $o\dot{u} e = \frac{l-l_0}{l_0}$ est le taux de déformation nominal.

- La loi de Hooke approchée ne peut pas être vraie en général car elle conduit à des prédictions aberantes comme une diminution de la déformabilité de la matière sous précontraintes (cf.exos).
- Cependant, dans le cas où e est assez petit (e < 0.05), alors on a que ε ≃ e et les lois de Hooke et exactes sont à peu-près équivalentes.

Comme e > ε, la loi de Hooke approchée surestime systématiquement la contrainte réelle σ.

Théorie de l'élasticité linéaire

· Vous connaissez sans doute la loi

 $\sigma = Ee, e \leq e_e$ (loi de Hooke approchée)

 $o\dot{u} e = \frac{l-l_0}{l_0}$ est le taux de déformation nominal.

- La loi de Hooke approchée ne peut pas être vraie en général car elle conduit à des prédictions aberantes comme une diminution de la déformabilité de la matière sous précontraintes (cf.exos).
- Cependant, dans le cas où e est assez petit (e < 0.05), alors on a que ε ≃ e et les lois de Hooke et exactes sont à peu-près équivalentes.
- Comme e > ε, la loi de Hooke approchée surestime systématiquement la contrainte réelle σ.

Exo 2, série 1

Théorie de l'élasticité linéaire

· Vous connaissez sans doute la loi

 $\sigma = Ee, e \leq e_e$ (loi de Hooke approchée)

 $o\dot{u} e = \frac{l-l_0}{l_0}$ est le taux de déformation nominal.

- La loi de Hooke approchée ne peut pas être vraie en général car elle conduit à des prédictions aberantes comme une diminution de la déformabilité de la matière sous précontraintes (cf.exos).
- Cependant, dans le cas où e est assez petit (e < 0.05), alors on a que ε ≃ e et les lois de Hooke et exactes sont à peu-près équivalentes.

 Comme e > ε, la loi de Hooke approchée surestime systématiquement la contrainte réelle σ.

retour

Elasticité ($\sigma < \sigma_e$) : modification des paramètres de maille





Elasticité ($\sigma < \sigma_e$) : modification des paramètres de maille





Elasticité ($\sigma < \sigma_e$) : modification des paramètres de maille



Elasticité ($\sigma < \sigma_e$) : modification des paramètres de maille





Elasticité ($\sigma < \sigma_e$) : modification des paramètres de maille





Elasticité ($\sigma < \sigma_e$) : modification des paramètres de maille





Elasticité ($\sigma < \sigma_e$) : modification des paramètres de maille





Elasticité ($\sigma < \sigma_e$) : modification des paramètres de maille





Elasticité ($\sigma < \sigma_e$) : modification des paramètres de maille



Plasticité ($\sigma > \sigma_e$) : création et mouvement de dislocations



< ロ > < 回 > < 回 > < 回 > < 回 > < 回 > < 回 > < 回 > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □

Elasticité ($\sigma < \sigma_e$) : modification des paramètres de maille





Elasticité ($\sigma < \sigma_e$) : modification des paramètres de maille



Plasticité ($\sigma > \sigma_e$) : création et mouvement de dislocations



Elasticité ($\sigma < \sigma_e$) : modification des paramètres de maille





Elasticité ($\sigma < \sigma_e$) : modification des paramètres de maille



Plasticité ($\sigma > \sigma_e$) : création et mouvement de dislocations



Déformation plastiques

Observation TEM de micro-spécimens de traction



source : Hu, Zugi et al., Microstructure Formation and Micropillar Compression of Al-TiC Nanocomposite Manufactured by Solidification Nanoprocessing, Metallurgical and Materials Transactions A, 08:2019

Déformation plastiques

Observation TEM de micro-spécimens de traction



source : Hu, Zugi et al., Microstructure Formation and Micropillar Compression of Al-TiC Nanocomposite Manufactured by Solidification Nanoprocessing, Metallurgical and Materials Transactions A, 08.2019

◀ retour

Grains, monocristaux et mailles

- 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 microstrutcure (i.e la taille et la morphologie des grains).

Grains, monocristaux et mailles

- 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 microstrutcure (i.e la taille et la morphologie des grains).

Grains, monocristaux et mailles

- 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 microstrutcure (i.e la taille et la morphologie des grains).

Grains, monocristaux et mailles

- 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 microstrutcure (i.e la taille et la morphologie des grains).

Courbe de traction réelles pour diff. val. de n

Exemples de courbes de traction réelles


Exemples de courbes de traction réelles



Exemples de courbes de traction réelles



Exemples de courbes de traction réelles



Exemples de courbes de traction réelles



Exemples de courbes de traction réelles



・ロ> < 個> < 目> < 目> < 目> < 回> < のへの

Exemples de courbes de traction réelles



Exemples de courbes de traction réelles



Exemples de courbes de traction réelles



・ロ> < 個> < 目> < 目> < 目> < 回> < のへの

Relations systématiques

	réel	nominal
taux de déformation	$arepsilon = \ln rac{l}{l_0}$	$e = \frac{l - l_0}{l_0}$
contrainte		

Relations systématiques

	réel	nominal
taux de déformation	$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$	$e = rac{l-l_0}{l_0}$
contrainte		

Relations systématiques

	réel	nominal
taux de déformation	$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$	$e = rac{l-l_0}{l_0}$
contrainte	$\sigma = \frac{F}{S}$	$R = \frac{F}{S_0}$

	réel	nominal
taux de déformation	$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$	$e = \frac{l-l_0}{l_0}$
contrainte	$\sigma = \frac{F}{S}$	$R = \frac{F}{S_0}$

- $R \leq \sigma$ à cause de la décroissance de la section de l'échantillon.
- **e** ≥ ε

- Si le taux de déformation nominal n'est usité que dans le contexte des petites déformations, la contrainte nominale est une grandeur fondamentale.
- La contrainte nominale R est directement liée à la notion de charge, and a service de charge, and a service

Relations systématiques

	réel	nominal
taux de déformation	$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$	$e = rac{l-l_0}{l_0}$
contrainte	$\sigma = \frac{F}{S}$	$R = \frac{F}{S_0}$

• $R \leq \sigma$ à cause de la décroissance de la section de l'échantillon.

- Si le taux de déformation nominal n'est usité que dans le contexte des petites déformations, la contrainte nominale est une grandeur fondamentale.
- La contrainte nominale R est directement liée à la notion de charge, automotion de charge, automo

Relations systématiques

	réel	nominal
taux de déformation	$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$	$e = rac{l-l_0}{l_0}$
contrainte	$\sigma = \frac{F}{S}$	$R = \frac{F}{S_0}$

• $R \leq \sigma$ à cause de la décroissance de la section de l'échantillon.

- Si le taux de déformation nominal n'est usité que dans le contexte des petites déformations, la contrainte nominale est une grandeur fondamentale.
- La contrainte nominale R est directement liée à la notion de charge, automotion de charge, automo

	réel	nominal
taux de déformation	$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$	$e = rac{l-l_0}{l_0}$
contrainte	$\sigma = \frac{F}{S}$	$R = \frac{F}{S_0}$

- $R \leq \sigma$ à cause de la décroissance de la section de l'échantillon.
- $e \ge \varepsilon$ à cause de la croissance de la longueur de l'échantillon :



- Si le taux de déformation nominal n'est usité que dans le contexte des petites déformations, la contrainte nominale est une grandeur fondamentale.
- La contrainte nominale R est directement liée à la notion de **charge**, audit du la contrainte nominale R est directement liée à la notion de **charge**, audit du la contrainte de la contra

	réel	nominal
taux de déformation	$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$	$e = rac{l-l_0}{l_0}$
contrainte	$\sigma = \frac{F}{S}$	$R = \frac{F}{S_0}$

- $R \leq \sigma$ à cause de la décroissance de la section de l'échantillon.
- $e \ge \varepsilon$ à cause de la croissance de la longueur de l'échantillon :

$$e = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l_0} \ge \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l'} =$$

- Si le taux de déformation nominal n'est usité que dans le contexte des petites déformations, la contrainte nominale est une grandeur fondamentale.
- La contrainte nominale R est directement liée à la notion de charge, la solution de charge, la soluti

	réel	nominal
taux de déformation	$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$	$e = rac{l-l_0}{l_0}$
contrainte	$\sigma = \frac{F}{S}$	$R = \frac{F}{S_0}$

- $R \leq \sigma$ à cause de la décroissance de la section de l'échantillon.
- $e \ge \varepsilon$ à cause de la croissance de la longueur de l'échantillon :

$$e = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l_0} \ge \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l'} = e$$

- Si le taux de déformation nominal n'est usité que dans le contexte des petites déformations, la contrainte nominale est une grandeur fondamentale.
- La contrainte nominale R est directement liée à la notion de charge, contrainte de charge, contra

	réel	nominal
taux de déformation	$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$	$e = rac{l-l_0}{l_0}$
contrainte	$\sigma = \frac{F}{S}$	$R = \frac{F}{S_0}$

- $R \leq \sigma$ à cause de la décroissance de la section de l'échantillon.
- $e \ge \varepsilon$ à cause de la croissance de la longueur de l'échantillon :

$$e = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l_0} \ge \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l'} = e$$

- Si le taux de déformation nominal n'est usité que dans le contexte des petites déformations, la contrainte nominale est une grandeur fondamentale.
- La contrainte nominale R est directement liée à la notion de charge, de charge, de charge,

	réel	nominal
taux de déformation	$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$	$e = rac{l-l_0}{l_0}$
contrainte	$\sigma = \frac{F}{S}$	$R = \frac{F}{S_0}$

- $R \leq \sigma$ à cause de la décroissance de la section de l'échantillon.
- $e \ge \varepsilon$ à cause de la croissance de la longueur de l'échantillon :

$$e = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l_0} \ge \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l'} = \varepsilon$$

- Si le taux de déformation nominal n'est usité que dans le contexte des petites déformations, la contrainte nominale est une grandeur fondamentale. En effet elle représente la force développée par la machine de traction normalisée par la surface initiale de l'échantilion.
- La contrainte nominale R est directement liée à la notion de charge,

	réel	nominal
taux de déformation	$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$	$e = rac{l-l_0}{l_0}$
contrainte	$\sigma = \frac{F}{S}$	$R = \frac{F}{S_0}$

- $R \leq \sigma$ à cause de la décroissance de la section de l'échantillon.
- $e \ge \varepsilon$ à cause de la croissance de la longueur de l'échantillon :

$$\boldsymbol{e} = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l_0} \geq \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l'} = \varepsilon$$

- Si le taux de déformation nominal n'est usité que dans le contexte des petites déformations, la contrainte nominale est une grandeur fondamentale. En effet, elle représente la force développée par la machine de traction normalisée par la surface initiale de l'échantillon.
- La contrainte nominale R est directement liée à la notion de charge, tonde que la contrainte de traction regime de contrainte de traction qu'on peut managérie de traction qu'on peut

	réel	nominal
taux de déformation	$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$	$e = rac{l-l_0}{l_0}$
contrainte	$\sigma = \frac{F}{S}$	$R = \frac{F}{S_0}$

- $R \leq \sigma$ à cause de la décroissance de la section de l'échantillon.
- $e \ge \varepsilon$ à cause de la croissance de la longueur de l'échantillon :

$$\boldsymbol{e} = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l_0} \ge \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l'} = \varepsilon$$

- Si le taux de déformation nominal n'est usité que dans le contexte des petites déformations, la contrainte nominale est une grandeur fondamentale. En effet, elle représente la force développée par la machine de traction normalisée par la surface initiale de l'échantillon.
- La contrainte nominale R est directement liée à la notion de charge, tandis qui la contrainte de traction réelle « représente la contrainte de traction qu'on peut mesurer à l'intérieur de l'échantilion.

	réel	nominal
taux de déformation	$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$	$e = rac{l-l_0}{l_0}$
contrainte	$\sigma = \frac{F}{S}$	$R = \frac{F}{S_0}$

- $R \leq \sigma$ à cause de la décroissance de la section de l'échantillon.
- $e \ge \varepsilon$ à cause de la croissance de la longueur de l'échantillon :

$$\boldsymbol{e} = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l_0} \geq \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l'} = \varepsilon$$

- Si le taux de déformation nominal n'est usité que dans le contexte des petites déformations, la contrainte nominale est une grandeur fondamentale. En effet, elle représente la force développée par la machine de traction normalisée par la surface initiale de l'échantillon.
- La contrainte nominale R est directement liée à la notion de charge, tandis que la contrainte de traction réelle o représente la contrainte de traction qu'on peut mesurer à l'intérieur de l'échantillon.

Relations systématiques

	réel	nominal
taux de déformation	$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$	$e = rac{l-l_0}{l_0}$
contrainte	$\sigma = \frac{F}{S}$	$R = \frac{F}{S_0}$

- $R \leq \sigma$ à cause de la décroissance de la section de l'échantillon.
- $e \ge \varepsilon$ à cause de la croissance de la longueur de l'échantillon :

$$\boldsymbol{e} = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l_0} \geq \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l'} = \varepsilon$$

- Si le taux de déformation nominal n'est usité que dans le contexte des petites déformations, la contrainte nominale est une grandeur fondamentale. En effet, elle représente la force développée par la machine de traction normalisée par la surface initiale de l'échantillon.
- La contrainte nominale R est directement liée à la notion de charge, tandis que la contrainte de traction réelle σ représente la contrainte de traction qu'on peut mesurer à l'intérieur de l'échantillon.

Expérience de traction et état de contrainte

	réel	nominal
taux de déformation	$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$	$e = rac{l-l_0}{l_0}$
contrainte	$\sigma = \frac{F}{S}$	$R = \frac{F}{S_0}$

- $R \leq \sigma$ à cause de la décroissance de la section de l'échantillon.
- $e \ge \varepsilon$ à cause de la croissance de la longueur de l'échantillon :

$$\boldsymbol{e} = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l_0} \geq \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l'} = \varepsilon$$

- Si le taux de déformation nominal n'est usité que dans le contexte des petites déformations, la contrainte nominale est une grandeur fondamentale. En effet, elle représente la force développée par la machine de traction normalisée par la surface initiale de l'échantillon.
- La contrainte nominale R est directement liée à la notion de charge, tandis que la contrainte de traction réelle σ représente la contrainte de traction qu'on peut mesurer à l'intérieur de l'échantillon.

Relations systématiques

	réel	nominal
taux de déformation	$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$	$e = \frac{l-l_0}{l_0}$
contrainte	$\sigma = \frac{F}{S}$	$R = \frac{F}{S_0}$

- $R \leq \sigma$ à cause de la décroissance de la section de l'échantillon.
- $e \ge \varepsilon$ à cause de la croissance de la longueur de l'échantillon :

$$\boldsymbol{e} = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l_0} \ge \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l'} = \varepsilon$$

- Si le taux de déformation nominal n'est usité que dans le contexte des petites déformations, la contrainte nominale est une grandeur fondamentale. En effet, elle représente la force développée par la machine de traction normalisée par la surface initiale de l'échantillon.
- La contrainte nominale R est directement liée à la notion de charge, tandis que la contrainte de traction réelle σ représente la contrainte de traction qu'on peut mesurer à l'intérieur de l'échantillon.

Contrainte nominale aux tableaux

retour

	réel	nominal
taux de déformation	$\varepsilon = \ln \frac{l}{l_0}$	$e = rac{l-l_0}{l_0}$
contrainte	$\sigma = \frac{F}{S}$	$R = \frac{F}{S_0}$

- $R \leq \sigma$ à cause de la décroissance de la section de l'échantillon.
- $e \ge \varepsilon$ à cause de la croissance de la longueur de l'échantillon :

$$\boldsymbol{e} = \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l_0} \geq \int_{l_0}^{l} \frac{\mathrm{d}l'}{l'} = \varepsilon$$

- Si le taux de déformation nominal n'est usité que dans le contexte des petites déformations, la contrainte nominale est une grandeur fondamentale. En effet, elle représente la force développée par la machine de traction normalisée par la surface initiale de l'échantillon.
- La contrainte nominale R est directement liée à la notion de charge, tandis que la contrainte de traction réelle σ représente la contrainte de traction qu'on peut mesurer à l'intérieur de l'échantillon.

Exemple de courbe de traction : cas $n > \varepsilon_{ult}$

La contrainte nominale maximale est réalisée au moment de la rupture !



Exemple de courbe de traction : cas $n > \varepsilon_{ult}$

La contrainte nominale maximale est réalisée au moment de la rupture !



< □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □

Exemple de courbe de traction : cas $n > \varepsilon_{ult}$

La contrainte nominale maximale est réalisée au moment de la rupture !



< □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □

Exemple de courbe de traction : cas $n > \varepsilon_{ult}$

· La contrainte nominale maximale est réalisée au moment de la rupture !



retour

Exemple de courbe de traction : cas $n > \varepsilon_{ult}$

La contrainte nominale maximale est réalisée au moment de la rupture !



Exemple de courbe de traction : cas $n > \varepsilon_{ult}$

La contrainte nominale maximale est réalisée au moment de la rupture !



< □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □

Exemple de courbe de traction : cas $n > \varepsilon_{ult}$

· La contrainte nominale maximale est réalisée au moment de la rupture !



Courbe de traction pour un mat. dur

Exemple de courbe de traction : cas $\varepsilon_{\rm e} > \frac{1}{2\nu}$

• Dans le cas où $\varepsilon_e > \frac{1}{2\nu}$, la contrainte nominale maximale est réalisée à l'intérieur de la zone élastique : en $\varepsilon = \frac{1}{2\nu}$



Courbe de traction pour un mat. dur

Exemple de courbe de traction : cas $\varepsilon_{\rm e} > \frac{1}{2\nu}$

• Dans le cas où $\varepsilon_e > \frac{1}{2\nu}$, la contrainte nominale maximale est réalisée à l'intérieur de la zone élastique : en $\varepsilon = \frac{1}{2\nu}$



・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・

Courbe de traction pour un mat. dur

Exemple de courbe de traction : cas $\varepsilon_{\rm e} > \frac{1}{2\nu}$

• Dans le cas où $\varepsilon_e > \frac{1}{2\nu}$, la contrainte nominale maximale est réalisée à l'intérieur de la zone élastique : en $\varepsilon = \frac{1}{2\nu}$



◆□> <□> <=> <=> <=> <=> <=> <=> <<=>
Exemple de courbe de traction : cas $\varepsilon_e > \frac{1}{2\nu}$

• Dans le cas où $\varepsilon_e > \frac{1}{2\nu}$, la contrainte nominale maximale est réalisée à l'intérieur de la zone élastique : en $\varepsilon = \frac{1}{2\nu}$



Exemple de courbe de traction : cas $\varepsilon_e > \frac{1}{2\nu}$

• Dans le cas où $\varepsilon_e > \frac{1}{2\nu}$, la contrainte nominale maximale est réalisée à l'intérieur de la zone élastique : en $\varepsilon = \frac{1}{2\nu}$



◆□> < □> < □> < □> < □> < □</p>

Exemple de courbe de traction : cas $\varepsilon_e > \frac{1}{2\nu}$

• Dans le cas où $\varepsilon_e > \frac{1}{2\nu}$, la contrainte nominale maximale est réalisée à l'intérieur de la zone élastique : en $\varepsilon = \frac{1}{2\nu}$



Exemple de courbe de traction : cas $\varepsilon_{\rm e} > \frac{1}{2\nu}$

• Dans le cas où $\varepsilon_e > \frac{1}{2\nu}$, la contrainte nominale maximale est réalisée à l'intérieur de la zone élastique : en $\varepsilon = \frac{1}{2\nu}$



・ロ> < 目> < 目> < 目> < 目> < ロ>

Exemple de courbe de traction : cas $\varepsilon_{\rm e} > \frac{1}{2\nu}$

• Dans le cas où $\varepsilon_{e} > \frac{1}{2\nu}$, la contrainte nominale maximale est réalisée à l'intérieur de la zone élastique : en $\varepsilon = \frac{1}{2\nu}$



・ロ> < 目> < 目> < 目> < 目> < のへの

Exemple de courbe de traction : cas $\varepsilon_{\rm e} > \frac{1}{2\nu}$

• Dans le cas où $\varepsilon_e > \frac{1}{2\nu}$, la contrainte nominale maximale est réalisée à l'intérieur de la zone élastique : en $\varepsilon = \frac{1}{2\nu}$



Exemple de courbe de traction : cas $\varepsilon_{\rm e} < \frac{1}{2\nu}$

La contrainte nominale maximale est réalisée en limite élastique !



Exemple de courbe de traction : cas $\varepsilon_{\rm e} < \frac{1}{2\nu}$

• La contrainte nominale maximale est réalisée en limite élastique !



Exemple de courbe de traction : cas $\varepsilon_{\rm e} < \frac{1}{2\nu}$ mais $\varepsilon_{\rm e} > n$

• La contrainte nominale maximale est réalisée en limite élastique !



Exemple de courbe de traction : cas $\varepsilon_{\rm e} < \frac{1}{2\nu}$ mais $\varepsilon_{\rm e} > n$

· La contrainte nominale maximale est réalisée en limite élastique !



・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・

Exemple de courbe de traction : cas $\varepsilon_{\rm e} < \frac{1}{2\nu}$ mais $\varepsilon_{\rm e} > n$

· La contrainte nominale maximale est réalisée en limite élastique !



< □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □ > < □

Exemple de courbe de traction : cas $\varepsilon_{\rm e} < \frac{1}{2\nu}$ mais $\varepsilon_{\rm e} > n$

· La contrainte nominale maximale est réalisée en limite élastique !



<ロ> <()</p>

Exemple de courbe de traction : cas $\varepsilon_{\rm e} < \frac{1}{2\nu}$ mais $\varepsilon_{\rm e} > n$

· La contrainte nominale maximale est réalisée en limite élastique !



<ロ> < 団> < 団> < 三> < 三> 三日 のQC

Exemple de courbe de traction : cas $\varepsilon_{\rm e} < \frac{1}{2\nu}$ mais $\varepsilon_{\rm e} > n$

La contrainte nominale maximale est réalisée en limite élastique !



Exemple de courbe de traction : cas $\varepsilon_{\rm e} < \frac{1}{2\nu}$ mais $\varepsilon_{\rm e} > n$

· La contrainte nominale maximale est réalisée en limite élastique !



Exemple de courbe de traction : cas $\varepsilon_{\rm e} < \frac{1}{2\nu}$ mais $\varepsilon_{\rm e} > n$

· La contrainte nominale maximale est réalisée en limite élastique !



Exemple de courbe de traction : cas $\varepsilon_{\rm e} < \frac{1}{2\nu}$ mais $\varepsilon_{\rm e} > n$

· La contrainte nominale maximale est réalisée en limite élastique !



・ロト < 団ト < 三ト < 三ト < 三日 < のへ(?)

Exemple de courbe de traction : cas $\varepsilon_{\rm e} < \frac{1}{2\nu}$ mais $\varepsilon_{\rm e} > n$

· La contrainte nominale maximale est réalisée en limite élastique !



Illustration des trois situations possibles (sous l'hypo. de Considère)



Le taux de déf. atteignable ε_{max} avec une charge adaptée F_{max} satisfait :





Le taux de déf. atteignable ε_{max} avec une charge adaptée F_{max} satisfait :

◆□▶ ◆□▶ ◆三▶ ◆三▶ ●□■ のへの



Le taux de déf. atteignable ε_{max} avec une charge adaptée F_{max} satisfait :



Le taux de déf. atteignable ε_{max} avec une charge adaptée F_{max} satisfait :



Le taux de déf. atteignable ε_{max} avec une charge adaptée F_{max} satisfait :



• Le taux de déf. atteignable ε_{max} avec une charge adaptée F_{max} satisfait :



• Le taux de déf. atteignable ε_{max} avec une charge adaptée F_{max} satisfait :



Le taux de déf. atteignable εmax avec une charge adaptée Fmax satisfait :

$$\frac{F_{max}}{S_0} = R_m \left(\frac{\varepsilon_{max}}{n} \mathbf{e}^{1-\frac{\varepsilon_{max}}{n}}\right)^n.$$
 (Equation de la déformation maximale)



Le taux de déf. atteignable ε_{max} avec une charge adaptée F_{max} satisfait :

$$\frac{F_{max}}{S_0} = R_m \left(\frac{\varepsilon_{max}}{n} \mathbf{e}^{1-\frac{\varepsilon_{max}}{n}}\right)^n.$$

(Equation de la déformation maximale)



Le taux de déf. atteignable ε_{max} avec une charge adaptée F_{max} satisfait :

$$\frac{F_{max}}{S_0} = R_m \left(\frac{\varepsilon_{max}}{n} \mathbf{e}^{1-\frac{\varepsilon_{max}}{n}}\right)^n.$$

(Equation de la déformation maximale)



Le taux de déf. atteignable ε_{max} avec une charge adaptée F_{max} satisfait :

$$\frac{F_{max}}{S_0} = R_m \left(\frac{\varepsilon_{max}}{n} \mathbf{e}^{1-\frac{\varepsilon_{max}}{n}}\right)^n.$$

(Equation de la déformation maximale)

retour

Problème

- · 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 kN.

limite élastique	résistance	coeff. Poisson	coeff. écr.
<i>R_e</i> = 450 <i>MPa</i>	<i>R_m</i> = 904.2 <i>MPa</i>	u = 0.400	<i>n</i> = 0.2
Tob 1 Doppágo relativos ou matáriou			

Tab. 1 Données relatives au matériau

Problème

- 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 kN.

limite élastique	résistance	coeff. Poisson	coeff. écr.
<i>R_e</i> = 450 <i>MPa</i>	<i>R_m</i> = 904.2 <i>MPa</i>	u = 0.400	<i>n</i> = 0.2
_		. / .	

Tab. 1 Données relatives au matériau

Problème

- 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 kN.

limite élastique	résistance	coeff. Poisson	coeff. écr.
<i>R_e</i> = 450 <i>MPa</i>	<i>R_m</i> = 904.2 <i>MPa</i>	u = 0.400	<i>n</i> = 0.2

Tab. 1 Données relatives au matériau



Problème

- 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 kN.

limite élastique	résistance	coeff. Poisson	coeff. écr.
<i>R_e</i> = 450 <i>MPa</i>	<i>R_m</i> = 904.2 <i>MPa</i>	u = 0.400	<i>n</i> = 0.2

Tab. 1 Données relatives au matériau

$$\frac{F}{S_0} = 600.0 \, MPa \geq R_e$$
 (cas plastique)



Problème

- 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 kN.

limite élastique	résistance	coeff. Poisson	coeff. écr.
<i>R_e</i> = 450 <i>MPa</i>	<i>R_m</i> = 904.2 <i>MPa</i>	u = 0.400	<i>n</i> = 0.2

Tab. 1 Données relatives au matériau

$$rac{F}{S_0}=600.0\, MPa\geq R_e$$
 (cas plastique)



Problème

 $\frac{F}{S_0}$

- 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 kN.

	limite élastique	résistance	coeff. Poisson	coeff. écr.	
	<i>R_e</i> = 450 <i>MPa</i>	<i>R_m</i> = 904.2 <i>MPa</i>	u = 0.400	<i>n</i> = 0.2	
	Ta	ab. 1 Données relativ	es au matériau		
=	$= 600.0 \text{ MPa} \ge R_e \text{ (cas plastique)} \qquad \qquad$				
	STO *	exp RCL			

・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・

Problème

 $\frac{F}{S_0}$

- 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 kN.

	limite élastique	résistance	coeff. Poisson	coeff. écr.	
	<i>R_e</i> = 450 <i>MPa</i>	<i>R_m</i> = 904.2 <i>MPa</i>	u = 0.400	<i>n</i> = 0.2	
	Ta	ab. 1 Données relativ	es au matériau		
=	$= 600.0 \text{ MPa} \ge R_e \text{ (cas plastique)} \qquad \qquad$				
	STO *	exp RCL 0. (0 4 7 3 3	0 3	

・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
・
Problème

 $\frac{F}{S_0}$

- 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 kN.

	limite élastique	résistance	coeff. Poisson	coeff. écr.			
	<i>R_e</i> = 450 <i>MPa</i>	<i>R_m</i> = 904.2 <i>MPa</i>	u = 0.400	<i>n</i> = 0.2			
	Tab. 1 Données relatives au matériau						
=	$= 600.0 \textit{MPa} \geq \textit{R}_{e} \textit{(cas plastique)} \qquad $						
	STO *	exp RCL 0. (0 4 7 3 3	0 3			

Problème

 $\frac{F}{S_0}$

- 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 kN.

	limite élastique	résistance	coeff. Poisson	coeff. écr.			
	<i>R_e</i> = 450 <i>MPa</i>	<i>R_m</i> = 904.2 <i>MPa</i>	u = 0.400	<i>n</i> = 0.2			
	Tab. 1 Données relatives au matériau						
=	$= 600.0 \textit{MPa} \geq \textit{R}_{e} \textit{(cas plastique)} \qquad $						
	STO *	exp RCL 0. (0 4 7 3 3	0 3			

Problème

 $\frac{F}{S_0}$

- 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 kN.

limite élastique		résistance	coeff. Poisson	coeff. écr.			
-	<i>R_e</i> = 450 <i>MPa</i>	<i>R_m</i> = 904.2 <i>MPa</i>	u = 0.400	<i>n</i> = 0.2			
	Tab. 1 Données relatives au matériau						
=	$= 600.0 \textit{MPa} \geq \textit{R}_{e} \textit{(cas plastique)} \qquad $						
	STO *	exp RCL 1. (0 4 8 4 6	8 2			

Problème

 $\frac{F}{S_0}$

- 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 kN.

	limite élastique	résistance	coeff. Poisson	coeff. écr.			
	<i>R_e</i> = 450 <i>MPa</i>	<i>R_m</i> = 904.2 <i>MPa</i>	u = 0.400	<i>n</i> = 0.2			
	Tab. 1 Données relatives au matériau						
=	$= 600.0 \textit{MPa} \geq \textit{R}_{e} \textit{(cas plastique)} \qquad $						
	STO *	exp RCL 1.	0 4 8 4 6	8 2			

Problème

 $\frac{F}{S_0}$

- 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 kN.

	limite élastique	résistance	coef	f. Po	oiss	on	СС	oeff. e	écr.
-	<i>R_e</i> = 450 <i>MPa</i>	<i>R_m</i> = 904.2 <i>MPa</i>	ν :	= 0.	400		r	n = 0	.2
	Tab. 1 Données relatives au matériau								
=	$= 600.0 \textit{MPa} \geq \textit{R}_{e} \textit{(cas plastique)} \qquad $								
	STO *	exp RCL 0.	0 4	9	6	2	4	3	

Problème

 $\frac{F}{S_0}$

- 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 kN.

limite élastique		résistance	coeff. Poisson	coeff. écr.			
-	<i>R_e</i> = 450 <i>MPa</i>	<i>R_m</i> = 904.2 <i>MPa</i>	u = 0.400	<i>n</i> = 0.2			
	Tab. 1 Données relatives au matériau						
=	$= 600.0 \textit{MPa} \geq \textit{R}_{e} \textit{(cas plastique)} \qquad $						
	STO *	exp RCL 0. (0 4 9 6 2	4 3			

Problème

 $\frac{F}{S_0}$

- 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 kN.

	limite élastique	résistance	coef	f. Po	oiss	on	СС	oeff. e	écr.
-	<i>R_e</i> = 450 <i>MPa</i>	<i>R_m</i> = 904.2 <i>MPa</i>	ν :	= 0.	400		r	n = 0	.2
	Tab. 1 Données relatives au matériau								
=	$= 600.0 \textit{MPa} \geq \textit{R}_{e} \textit{(cas plastique)} \qquad $								
	STO *	exp RCL 0.	0 4	9	6	2	4	3	

Problème

 $\frac{F}{S_0}$

- 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 kN.

	limite élastique	résistance	coeff. Poisson	coeff. écr.			
	<i>R_e</i> = 450 <i>MPa</i>	<i>R_m</i> = 904.2 <i>MPa</i>	u = 0.400	<i>n</i> = 0.2			
	Tab. 1 Données relatives au matériau						
=	$= 600.0 \textit{MPa} \geq \textit{R}_{e} \textit{(cas plastique)} \qquad $						
	STO *	exp RCL 0.	0 4 9 7 3	8 3			

Problème

 $\frac{F}{S_0}$

- 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 kN.

limite élastique		résistance	coeff. Poisson	coeff. écr.			
-	<i>R_e</i> = 450 <i>MPa</i>	<i>R_m</i> = 904.2 <i>MPa</i>	u = 0.400	<i>n</i> = 0.2			
	Tab. 1 Données relatives au matériau						
=	$= 600.0 \textit{MPa} \geq \textit{R}_{e} \textit{(cas plastique)} \qquad $						
	STO *	exp RCL 0. (0 4 9 7 3	8 3			

Problème

 $\frac{F}{S_0}$

- 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 kN.

	limite élastique	résistance	coeff. Poisson	coeff. écr.			
	<i>R_e</i> = 450 <i>MPa</i>	<i>R_m</i> = 904.2 <i>MPa</i>	u = 0.400	<i>n</i> = 0.2			
	Tab. 1 Données relatives au matériau						
=	$= 600.0 \textit{MPa} \geq \textit{R}_{e} \textit{(cas plastique)} \qquad $						
	STO *	exp RCL 0.	0 4 9 7 3	8 3			

Problème

 $\frac{F}{S_0}$

- 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 kN.

	limite élastique	résistance	coeff. Poisson	coeff. écr.			
	<i>R_e</i> = 450 <i>MPa</i>	<i>R_m</i> = 904.2 <i>MPa</i>	u = 0.400	<i>n</i> = 0.2			
	Tab. 1 Données relatives au matériau						
=	$= 600.0 MPa \geq R_e \textit{(cas plastique)} \qquad $						
	STO *	exp RCL 0. (0 4 9 7 4	4 0			

Problème

 $\frac{F}{S_0}$

- 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 kN.

	limite élastique	résistance	coeff. Poisson	coeff. écr.			
	<i>R_e</i> = 450 <i>MPa</i>	<i>R_m</i> = 904.2 <i>MPa</i>	u = 0.400	<i>n</i> = 0.2			
	Tab. 1 Données relatives au matériau						
=	$= 600.0 \textit{MPa} \geq \textit{R}_{e} \textit{(cas plastique)} \qquad $						
	STO *	exp RCL 0. (0 4 9 7 4	4 0			

Problème

 $\frac{F}{S_0}$

- 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 kN.

	limite élastique	résistance	coeff. Poisson	coeff. écr.		
	<i>R_e</i> = 450 <i>MPa</i>	<i>R_m</i> = 904.2 <i>MPa</i>	u = 0.400	<i>n</i> = 0.2		
	Tab. 1 Données relatives au matériau					
=	$= 600.0 \textit{MPa} \geq \textit{R}_{e} \textit{(cas plastique)} \qquad $					
	STO *	exp RCL 0. (0 4 9 7 4	4 0		

Problème

 $\frac{F}{S_0}$

- 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 kN.

	limite élastique	résistance	coeff. Poisson	coeff. écr.		
-	<i>R_e</i> = 450 <i>MPa</i>	<i>R_m</i> = 904.2 <i>MPa</i>	u = 0.400	<i>n</i> = 0.2		
	Tab. 1 Données relatives au matériau					
=	$= 600.0 \text{ MPa} \geq R_e \text{ (cas plastique)} \qquad \qquad$					
	STO *	exp RCL 0.	0 4 9 7 4	4 2		

Problème

 $\frac{F}{S_0}$

- 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 kN.

	limite élastique	résistance	coeff. Poisson	coeff. écr.		
-	<i>R_e</i> = 450 <i>MPa</i>	<i>R_m</i> = 904.2 <i>MPa</i>	u = 0.400	<i>n</i> = 0.2		
	Tab. 1 Données relatives au matériau					
=	$= 600.0 \textit{MPa} \geq \textit{R}_{e} \textit{(cas plastique)} \qquad $					
	STO *	exp RCL 0. (0 4 9 7 4	4 2		

Problème

 $\frac{F}{S_0}$

- 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 kN.

	limite élastique	résistance	coeff. Poisson	coeff. écr.		
-	<i>R_e</i> = 450 <i>MPa</i>	<i>R_m</i> = 904.2 <i>MPa</i>	u = 0.400	<i>n</i> = 0.2		
	Tab. 1 Données relatives au matériau					
=	$= 600.0 \text{ MPa} \geq R_e \text{ (cas plastique)} \qquad \qquad$					
	STO *	exp RCL 0.	0 4 9 7 4	4 2		

Problème

 $\frac{F}{S_0}$

- 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 kN.

	limite élastique	résistance	coeff. Poisson	coeff. écr.		
-	<i>R_e</i> = 450 <i>MPa</i>	<i>R_m</i> = 904.2 <i>MPa</i>	u = 0.400	<i>n</i> = 0.2		
	Tab. 1 Données relatives au matériau					
=	$= 600.0 \ \textit{MPa} \geq \textit{R}_{e} \ \textit{(cas plastique)} \ \ \downarrow \ \ \alpha = \frac{1}{e} \sqrt[n]{\frac{\textit{F}}{\textit{R}_{m}\textit{S}_{0}}}$					
	STO *	exp RCL 0.	0 4 9 7 4	4 3		

Problème

 $\frac{F}{S_0}$

- 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 kN.

	limite élastique	résistance	coeff. Poisson	coeff. écr.		
-	<i>R_e</i> = 450 <i>MPa</i>	<i>R_m</i> = 904.2 <i>MPa</i>	u = 0.400	<i>n</i> = 0.2		
	Tab. 1 Données relatives au matériau					
=	$= 600.0 \textit{MPa} \geq \textit{R}_{e} \textit{(cas plastique)} \qquad $					
	STO *	exp RCL 0. (0 4 9 7 4	4 3		

Problème

 $\frac{F}{S_0}$

- 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 kN.

	limite élastique	résistance	coeff. Poisson	coeff. écr.		
-	<i>R_e</i> = 450 <i>MPa</i>	<i>R_m</i> = 904.2 <i>MPa</i>	u = 0.400	<i>n</i> = 0.2		
	Tab. 1 Données relatives au matériau					
=	$= 600.0 \ \textit{MPa} \geq \textit{R}_{e} \ \textit{(cas plastique)} \ \ \downarrow \ \ \alpha = \frac{1}{e} \sqrt[n]{\frac{\textit{F}}{\textit{R}_{m}\textit{S}_{0}}}$					
	STO *	exp RCL 0.	0 4 9 7 4	4 3		

Problème

 $\frac{F}{S_0}$

- 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 kN.

	limite élastique	résistance	coeff. Poisson	coeff. écr.		
-	<i>R_e</i> = 450 <i>MPa</i>	<i>R_m</i> = 904.2 <i>MPa</i>	u = 0.400	<i>n</i> = 0.2		
	Tab. 1 Données relatives au matériau					
=	$= 600.0 \ \textit{MPa} \geq \textit{R}_{e} \ \textit{(cas plastique)} \ \ \downarrow \ \ \alpha = \frac{1}{e} \sqrt[n]{\frac{\textit{F}}{\textit{R}_{m}\textit{S}_{0}}}$					
	STO *	exp RCL 0.	0 4 9 7 4	4 3		

Problème

 $\frac{F}{S_0}$

- 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 kN.

	limite élastique	résistance	coeff. Poisson	coeff. écr.		
-	<i>R_e</i> = 450 <i>MPa</i>	<i>R_m</i> = 904.2 <i>MPa</i>	u = 0.400	<i>n</i> = 0.2		
	Tab. 1 Données relatives au matériau					
=	$= 600.0 \textit{MPa} \geq \textit{R}_{e} \textit{(cas plastique)} \qquad $					
	STO *	exp RCL 0. (0 4 9 7 4	4 3		

Problème

 $\frac{F}{S_{r}}$

- 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 kN.

	limite élastique	résistance	coeff. Poisson	coeff. écr.	
	<i>R_e</i> = 450 <i>MPa</i>	<i>R_m</i> = 904.2 <i>MPa</i>	u = 0.400	<i>n</i> = 0.2	
	Ta	b. 1 Données relativ	res au matériau		
$\alpha = 600.0 \ \textit{MPa} \ge R_e \ \textit{(cas plastique)} \qquad \qquad$					
	STO *	exp RCL 0.	0 4 9 7 4	4 3	→ >

Problème

 $\frac{F}{S_{r}}$

- 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 kN.

	limite élastique	résistance	coeff. Poisson	coeff. écr.	
	<i>R_e</i> = 450 <i>MPa</i>	<i>R_m</i> = 904.2 <i>MPa</i>	u = 0.400	<i>n</i> = 0.2	
	Tá	ab. 1 Données relativ	es au matériau		
$\alpha = 600.0 \ \text{MPa} \ge R_e \ \text{(cas plastique)} \qquad \qquad$					
	STO *	exp RCL 0. () 4 9 7 4	4 3	$\rightarrow \bar{x}$
		$\checkmark \varepsilon$	$= n\bar{x}$		

Problème

 $\frac{F}{S_{r}}$

- 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 kN.

	limite élastique	résistance	coeff. Poisson	coeff. écr.	
	<i>R_e</i> = 450 <i>MPa</i>	<i>R_m</i> = 904.2 <i>MPa</i>	u = 0.400	<i>n</i> = 0.2	
	Tá	ab. 1 Données relativ	es au matériau		
- =	= 600.0 MPa \geq R _e ((cas plastique) $\downarrow \alpha$	$= \frac{1}{e} \sqrt[n]{\frac{F}{R_m S_0}}$		
	STO *	exp RCL 0. (0 4 9 7 4	4 3 —	$\rightarrow \bar{x}$
		$\downarrow \varepsilon$	$= n\bar{x}$		

 $\varepsilon = 0.0099488$

Problème

 $\frac{F}{S_{r}}$

- 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 kN.

	limite élastique	résistance	coeff. Poisson	coeff. écr.	
	<i>R_e</i> = 450 <i>MPa</i>	<i>R_m</i> = 904.2 <i>MPa</i>	u = 0.400	<i>n</i> = 0.2	
	Tá	ab. 1 Données relativ	es au matériau		
- =	= 600.0 MPa \geq R _e ((cas plastique) $\downarrow \alpha$	$r = \frac{1}{e} \sqrt[n]{\frac{F}{R_m S_0}}$		
	STO *	exp RCL 0. (0 4 9 7 4	4 3 —	$\rightarrow \bar{x}$
		$\downarrow \varepsilon$	$= n\bar{x}$		

 $\varepsilon = 0.0099488$

Problème

- 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 kN.



Cas du matériau fragile

 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 es outres



 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,

Cas du matériau fragile

 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 es output



 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,

Cas du matériau fragile

 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 ≃ σ_{ult}.



 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 lorges se fait demandement par report à la geometrie finitale non déformée lorges se fait demandement par report à la geometrie finitale non déformée

Cas du matériau fragile

 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 ≃ σ_{ult}.



 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, carle calcul des torces se fait generalement par rapport à la geometrie intrate non déformée.

Cas du matériau fragile

 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 ≃ σ_{ult}.



 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 initale non déformée.

Cas du matériau fragile

 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 ≃ σ_{ult}.



 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 torces se fait (généralement) par rapport à la géométrie initale non déformée.



· Le travail effectué vaut

$$\mathrm{d}A = F\frac{\mathrm{d}I}{2} + F\frac{\mathrm{d}I}{2} = F\mathrm{d}I = \mathrm{Sod}I = \mathrm{Sod}I$$

Comme SI = V at qua ¹ = da, on conduit qua

 $dA = V\sigma d\varepsilon$



· Le travail effectué vaut

$$\mathrm{d}A = F\frac{\mathrm{d}I}{2} + F\frac{\mathrm{d}I}{2} = F\mathrm{d}I = \mathrm{Sol}I = \mathrm{Sol}I$$

Comme SI = V at qua ¹ = da, on conduit qua

 $dA = V\sigma d\varepsilon$



· Le travail effectué vaut

$$\mathrm{d}A = F\frac{\mathrm{d}I}{2} + F\frac{\mathrm{d}I}{2} = F\mathrm{d}I = 3\mathrm{cm}I = 3\mathrm{cm}I$$

Comme SI = V at qua ¹ = da, on conduit qua

 $\mathrm{d}A = V\sigma\mathrm{d}\varepsilon$



· Le travail effectué vaut

$$\mathrm{d}A = F\frac{\mathrm{d}I}{2} + F\frac{\mathrm{d}I}{2} = F\mathrm{d}I = \mathrm{Sol}I = \mathrm{Sol}I$$

Comme SI = V at qua ¹ = da, on conduit qua

 $dA = V\sigma ds$


· Le travail effectué vaut

$$\mathrm{d}A = F\frac{\mathrm{d}I}{2} + F\frac{\mathrm{d}I}{2} = F\mathrm{d}I = 3\mathrm{cm}I = 3\mathrm{cm}I$$

Comme SI = V at que ¹ = de, on conduit que

 $\mathrm{d}A = V\sigma\mathrm{d}\varepsilon$



Le travail effectué vaut

$$\mathrm{d}A = F\frac{\mathrm{d}I}{2} + F\frac{\mathrm{d}I}{2} = F\mathrm{d}I = \mathrm{Sod}I = \mathrm{Sod}I$$

Comme SI = V at qua ⁴ = da, on conduit qua

 $dA = V \sigma ds$



· Le travail effectué vaut

$$\mathrm{d}A = F\frac{\mathrm{d}I}{2} + F\frac{\mathrm{d}I}{2} = F\mathrm{d}I = \mathrm{Sod}I = \mathrm{Sod}I$$

Comme SI = V at qua 4 = da, on conduit qua

 $dA = V \sigma d\varepsilon$

Représentation schématique



· Le travail effectué vaut

$$\mathrm{d}A = F\frac{\mathrm{d}I}{2} + F\frac{\mathrm{d}I}{2} = F\mathrm{d}I$$

Comme SI =

Représentation schématique



· Le travail effectué vaut

$$\mathrm{d}A = F\frac{\mathrm{d}I}{2} + F\frac{\mathrm{d}I}{2} = F\mathrm{d}I$$

Comme SI =

Facorisation de F

Représentation schématique



· Le travail effectué vaut

$$\mathrm{d}A = F\frac{\mathrm{d}I}{2} + F\frac{\mathrm{d}I}{2} = F\mathrm{d}I = S\sigma\mathrm{d}I$$

Comme SI =

Facorisation de F

Représentation schématique



· Le travail effectué vaut

$$\mathrm{d}A = F\frac{\mathrm{d}I}{2} + F\frac{\mathrm{d}I}{2} = F\mathrm{d}I = S\sigma\mathrm{d}I$$

Comme SI =

Identification de F

Représentation schématique



· Le travail effectué vaut

$$\mathrm{d}A = F\frac{\mathrm{d}I}{2} + F\frac{\mathrm{d}I}{2} = F\mathrm{d}I = S\sigma\mathrm{d}I = S/\sigma\frac{\mathrm{d}I}{1}$$

Comme SI =

Identification de F



· Le travail effectué vaut

$$\mathrm{d}A = F\frac{\mathrm{d}I}{2} + F\frac{\mathrm{d}I}{2} = F\mathrm{d}I = S\sigma\mathrm{d}I = S/\sigma\frac{\mathrm{d}I}{I}$$

Comme SI = 1

Remplacer l'increment de longeur d/ par l'incrément de déformation de



· Le travail effectué vaut

$$\mathrm{d}A = F\frac{\mathrm{d}I}{2} + F\frac{\mathrm{d}I}{2} = F\mathrm{d}I = S\sigma\mathrm{d}I = S/\sigma\frac{\mathrm{d}I}{I}$$

Comme SI = V

Remplacer l'increment de longeur d/ par l'incrément de déformation de



· Le travail effectué vaut

$$\mathrm{d}A = F\frac{\mathrm{d}I}{2} + F\frac{\mathrm{d}I}{2} = F\mathrm{d}I = S\sigma\mathrm{d}I = \frac{SI\sigma\frac{\mathrm{d}I}{I}}{I}$$

• Comme SI = V et que $\frac{dI}{T} = 0$,

Remplacer l'increment de longeur d/ par l'incrément de déformation de



· Le travail effectué vaut

$$\mathrm{d}A = F\frac{\mathrm{d}I}{2} + F\frac{\mathrm{d}I}{2} = F\mathrm{d}I = S\sigma\mathrm{d}I = \frac{SI\sigma\frac{\mathrm{d}I}{I}}{I}$$

• Comme SI = V et que $\frac{dI}{T} = 0$,

Remplacer l'increment de longeur d/ par l'incrément de déformation de



· Le travail effectué vaut

$$\mathrm{d}A = F\frac{\mathrm{d}I}{2} + F\frac{\mathrm{d}I}{2} = F\mathrm{d}I = S\sigma\mathrm{d}I = \frac{SI\sigma\frac{\mathrm{d}I}{I}}{I}$$

• Comme SI = V et que $\frac{dI}{I} = d\varepsilon$, on conclut que

 $dA = V\sigma d\epsilon$

Remplacer l'increment de longeur d/ par l'incrément de déformation de



· Le travail effectué vaut

$$\mathrm{d}A = F\frac{\mathrm{d}I}{2} + F\frac{\mathrm{d}I}{2} = F\mathrm{d}I = S\sigma\mathrm{d}I = \frac{SI\sigma\frac{\mathrm{d}I}{I}}{I}$$

• Comme SI = V et que $\frac{dI}{I} = d\varepsilon$, on conclut que

 $dA = V\sigma d\epsilon$

Remplacer l'increment de longeur d/ par l'incrément de déformation de



· Le travail effectué vaut

$$\mathrm{d}A = F\frac{\mathrm{d}I}{2} + F\frac{\mathrm{d}I}{2} = F\mathrm{d}I = S\sigma\mathrm{d}I = \frac{SI\sigma\frac{\mathrm{d}I}{I}}{I}$$

• Comme SI = V et que $\frac{dI}{I} = d\varepsilon$, on conclut que

 $dA = V \sigma d\varepsilon$

Remplacer l'increment de longeur d/ par l'incrément de déformation de



Le travail effectué vaut

$$\mathrm{d}A = F\frac{\mathrm{d}I}{2} + F\frac{\mathrm{d}I}{2} = F\mathrm{d}I = S\sigma\mathrm{d}I = SI\sigma\frac{\mathrm{d}I}{I}$$

• Comme SI = V et que $\frac{dI}{I} = d\varepsilon$, on conclut que

 $\mathrm{d}\mathbf{A} = \mathbf{V}\sigma\mathrm{d}\varepsilon$

retour

Interprétation de l'énergie spécifique de déformation

• L'énergie spécifique de déformation $\eta = \int_0^{\varepsilon_{\rm f}} \sigma d\varepsilon$, s'interprète comme l'aire sous la courbe de traction réelle.

Interprétation de l'énergie spécifique de déformation

• L'énergie spécifique de déformation $\eta = \int_0^{\varepsilon_{\rm f}} \sigma d\varepsilon$, s'interprète comme l'aire sous la courbe de traction réelle.



Interprétation de l'énergie spécifique de déformation

• L'énergie spécifique de déformation $\eta = \int_0^{\varepsilon_{\rm f}} \sigma d\varepsilon$, s'interprète comme l'aire sous la courbe de traction réelle.



・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・

Interprétation de l'énergie spécifique de déformation

• L'énergie spécifique de déformation $\eta = \int_0^{\varepsilon_{\rm f}} \sigma d\varepsilon$, s'interprète comme l'aire sous la courbe de traction réelle.



・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・

Interprétation de l'énergie spécifique de déformation

• L'énergie spécifique de déformation $\eta = \int_0^{\varepsilon_{\rm f}} \sigma d\varepsilon$, s'interprète comme l'aire sous la courbe de traction réelle.



◆□> < □> < 三> < 三> < □> < □</p>

Etats de déformation d'un éch. de compr. (longueur I_0 , section S_0)

 L'état de déformation d'un échantillon de compression (longueur l₀, section S₀) est en principe un état de compression uniforme :



 Si le rapport entre la contrainte nominale R = ^F/_{S0} et le module d'Young E de la matière passe au-dessus d'un seuil :

$$\frac{R}{E} \ge \frac{S_0}{4\pi I_0^2}$$

alors il existe d'autres conf. d'équilibre, impliquent (per exemple) des flexions

On appelle flambage la bifurcation vers ces nouveaux états de déformation.

Etats de déformation d'un éch. de compr. (longueur l_0 , section S_0)

 L'état de déformation d'un échantillon de compression (longueur l₀, section S₀) est en principe un état de compression uniforme :



 Si le rapport entre la contrainte nominale R = ^F/_{S0} 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 conf. d'équilibre, impliquant (par exemple) des flexions



On appelle flambage la bifurcation vers ces nouveaux états de déformation.

Etats de déformation d'un éch. de compr. (longueur I_0 , section S_0)

 L'état de déformation d'un échantillon de compression (longueur l₀, section S₀) est en principe un état de compression uniforme :



Si le rapport entre la contrainte nominale R = ^F/_{S₀} 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 conf. d'équilibre, impliquant (par exemple) des flexions



On appelle flambage la bifurcation vers ces nouveaux états de déformation.

Etats de déformation d'un éch. de compr. (longueur l_0 , section S_0)

 L'état de déformation d'un échantillon de compression (longueur l₀, section S₀) est en principe un état de compression uniforme :



Si le rapport entre la contrainte nominale R = ^F/_{S₀} 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 conf. d'équilibre, impliquant (par exemple) des flexions



On appelle flambage la bifurcation vers ces nouveaux états de déformation.

Etats de déformation d'un éch. de compr. (longueur l_0 , section S_0)

 L'état de déformation d'un échantillon de compression (longueur l₀, section S₀) est en principe un état de compression uniforme :



Si le rapport entre la contrainte nominale R = ^F/_{S₀} 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 conf. d'équilibre, impliquant (par exemple) des flexions



On appelle flambage la bifurcation vers ces nouveaux états de déformation.

・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・

Etats de déformation d'un éch. de compr. (longueur l_0 , section S_0)

 L'état de déformation d'un échantillon de compression (longueur l₀, section S₀) est en principe un état de compression uniforme :



Si le rapport entre la contrainte nominale R = ^F/_{S₀} 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 conf. d'équilibre, impliquant (par exemple) des flexions



On appelle flambage la bifurcation vers ces nouveaux états de déformation.
 FILM+retour

・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・
 ・

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

Matériau tenace

 ne pourra être mis en forme qu'en déployant une force importante, ne pourra être mis en forme qu'en dépensant beaucoup d'énergie,



retour

Propriétés mécaniques de quelques matériaux

Propriétés mécaniques essentielles de certains matériaux

Matériau	R _m [MPa]	R _e [MPa]	E [GPa]	ν	$\varepsilon_{ m ult}$
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

Coefficient d'écrouissage pour différents matériaux

Matériau	п
<i>Acier doux</i> (0.05%C)	0.26
Acier à haute résistance (SAE 4340)	
Acier trempé et revenu (0.6%C)	0.15
Laiton recuit (70Cu/30Zn)	0.49
Laiton déformé à froid (70Cu/30Zn)	
Nickel recuit	0.43
Nickel déformé à froid	0.07
Aluminium recuit	0.15



Coefficient d'écrouissage pour différents matériaux

Matériau	п
<i>Acier doux</i> (0.05%C)	0.26
Acier à haute résistance (SAE 4340)	
Acier trempé et revenu (0.6%C)	0.15
Laiton recuit (70Cu/30Zn)	0.49
Laiton déformé à froid (70Cu/30Zn)	
Nickel recuit	0.43
Nickel déformé à froid	0.07
Aluminium recuit	0.15



Coefficient d'écrouissage pour différents matériaux

Matériau	п
<i>Acier doux</i> (0.05%C)	0.26
Acier à haute résistance (SAE 4340)	
Acier trempé et revenu (0.6%C)	0.15
Laiton recuit (70Cu/30Zn)	0.49
Laiton déformé à froid (70Cu/30Zn)	
Nickel recuit	0.43
Nickel déformé à froid	0.07
Aluminium recuit	0.15



Résistance au cisaillement (mesurée en essais de coupe)

Matériau	$ au_{\mathcal{S}}$ (ou $ au_{ ext{ult}}$), MPa
Fer	370
<i>Acier</i> (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