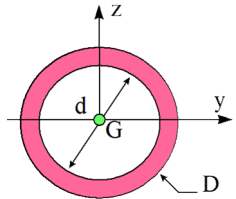
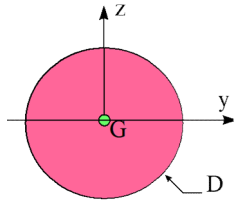
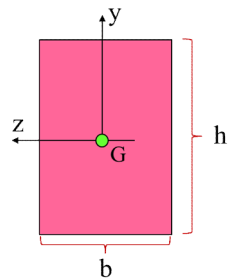


Moments quadratiques usuels



$$IG_z = \pi \cdot \frac{D^4 - d^4}{64}$$

Moment quadratique dans le cas d'un tube [m⁴]



$$IG_z = \frac{b \cdot h^3}{12}$$

Moment quadratique dans le cas d'une section rectangulaire [m⁴]

Critère de résistance

En flexion pure, il n'y a qu'une contrainte normale, toutes les fibres de la poutre sont dans un état de traction ou compression simple, les autres contraintes sont nulles. Donc le critère « matériau ductile » peut consister à dimensionner à la contrainte normale...

$$\sigma_{\text{maximum}} \leq \sigma_{\text{admissible}}$$

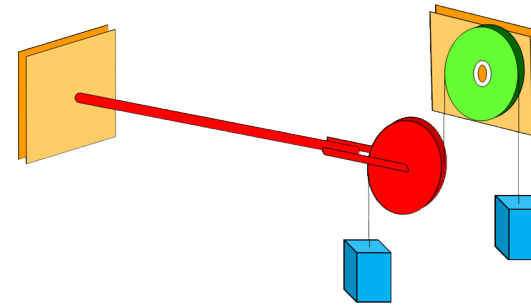
Avec $\sigma_{\text{admissible}} \approx 0,8 \text{ Re}$
Re résistance élastique

Résistance Des Matériaux

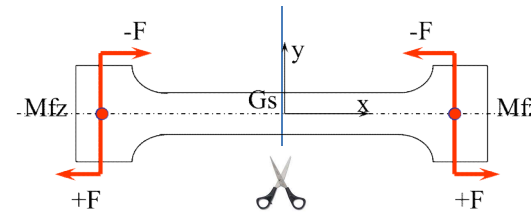
Dossier 5 – Cas particulier de la flexion pure

Ce document est une synthèse du cours présenté

Mise en oeuvre



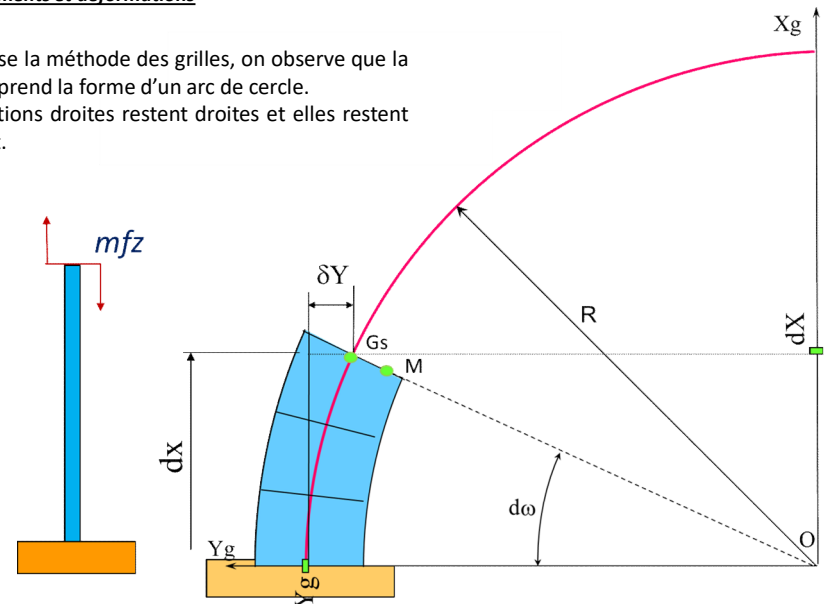
Torseur de cohésion



$$T\left(\frac{S}{S}\right) = \begin{Bmatrix} 0 & 0 \\ 0 & 0 \\ 0 & Mfz \end{Bmatrix}_{Gs}$$

Déplacements et déformations

On utilise la méthode des grilles, on observe que la poutre prend la forme d'un arc de cercle. Les sections droites restent droites et elles restent planent.



Le long de la ligne moyenne :

$$x^2 Gs + y^2 Gs = R^2$$

$$yGs = (R^2 - x^2 Gs)^{1/2}$$

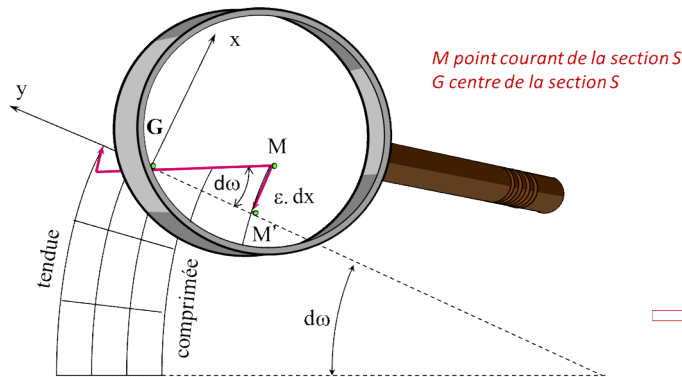
$$y'Gs = \frac{-2 \cdot xGs}{2} \cdot (R^2 - x^2 Gs)^{-1/2}$$

$$y''Gs = -(R^2 - x^2 Gs)^{-1/2} - x^2 Gs \cdot (R^2 - x^2 Gs)^{-3/2}$$

D'une part si $xGs \ll R$ alors $\Rightarrow y''Gs \rightarrow \frac{-1}{R}$.

D'autre part $R \cdot d\omega \approx dx$ soit $\Rightarrow \frac{d\omega}{dx} = \frac{1}{R}$ donc constant pour une flèche donnée

Dans une section :



Ordonnée de M dans la section relativement à Gs.

$$\varepsilon \cdot dx = d\omega \cdot y(M)$$

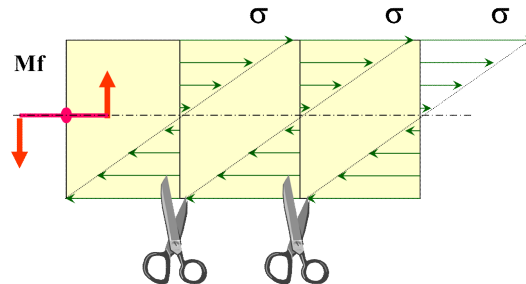
$$\Rightarrow d\omega/dx = \varepsilon/y(M)$$

Vecteur contrainte

$$\overrightarrow{M} \left(\frac{S}{-} \right) = -Mf \cdot \vec{z} = \iint \overrightarrow{T(M, \vec{x})} \wedge \overrightarrow{MGs} \cdot ds = \iint \overrightarrow{T(M, \vec{x})} \wedge yM \cdot \vec{y} \cdot ds$$

Donc obligatoirement si le résultat du produit vectoriel est sur $\overrightarrow{Gs\vec{z}}$, $\overrightarrow{T(M, \vec{x})} = \sigma \cdot \vec{x}$

En projection : $-Mfz = \iint \sigma \cdot yM \cdot ds$



Lois de comportement

$$\sigma = E \cdot \varepsilon \text{ (loi de HOOKE)}$$

$$\text{Soit } \sigma = E \cdot \frac{d\omega}{dx} \cdot yM = E \cdot \frac{yM}{R}$$

La contrainte normale est proportionnelle à l'ordonnée de M dans la section.

2

Une partie de la poutre est donc comprimée ($\sigma < 0$) et une partie est tendue ($\sigma > 0$).

La ligne moyenne n'est ni comprimée ni tendue, on l'appelle FIBRE NEUTRE.

$$Mfz = - \iint E \cdot \frac{yM^2}{R} \cdot ds = - \frac{E}{R} \iint yM^2 \cdot ds = - \frac{E \cdot Igz}{R}$$

Igz = moment quadratique de la section relativement à l'axe $Gs\vec{z}$

$$y''Gs \rightarrow \frac{-1}{R}$$

$$Mfz = E \cdot Igz \cdot yGs''$$

$$\sigma = E \cdot \frac{yM}{R}$$

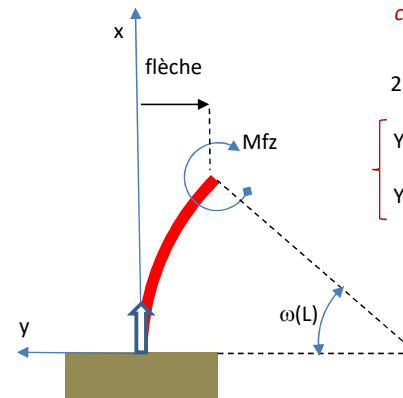
$$\sigma = \frac{-Mfz}{Igz} \cdot yM$$

$$Mfz = E \cdot Igz \cdot y'' \quad \text{Soit } y' = \frac{1}{E \cdot Igz} \cdot Mfz \cdot x + K1 \quad \text{et donc} \quad y = \frac{1}{E \cdot Igz} \cdot Mfz \cdot \frac{x^2}{2} + K1 \cdot x + K2$$

constant

2 constantes à trouver \rightarrow 2 conditions à écrire.

$$\begin{cases} YGs(x=0) = 0 \\ Y'Gs(x=0) = 0 \end{cases} \quad \text{donc} \quad \begin{cases} K2 = 0 \\ K1 = 0 \end{cases}$$



La flèche correspond au déplacement maximum. Ici c'est en $xGs = L$

$$\frac{d\omega}{dx} = \frac{\sigma}{E \cdot yM} = \frac{Mfz}{E \cdot Igz}$$

$$\omega(L) - \omega(0) = \frac{Mfz \cdot L}{E \cdot Igz}$$

$$f = yGs(L) = \frac{1}{E \cdot Igz} \cdot Mfz \cdot \frac{L^2}{2}$$

3