PLAN

- 1. Introduction
- 2. Rappel: La Statique
- 3. Théories élémentaires de la Résistance Des Matériaux « RDM »
- 4. Torseur des efforts intérieurs-Notion de contraintes
- 5. Traction simple Compression simple
- 6. Cisaillement simple
- 7. Torsion des poutres circulaires
- 8. Flexion simple
- 9. Flambement

La sollicitation de cisaillement pur est un cas très particulier de la RDM car elle est impossible à réaliser expérimentalement. D'autre part le cisaillement simple concerne une section de la poutre et non la poutre entière.

I-Définition

■ Une section droite (S) d'une poutre (E) est sollicitée au cisaillement simple si les éléments de réduction au centre de surface G de (S) du torseur des efforts de cohésion sont:

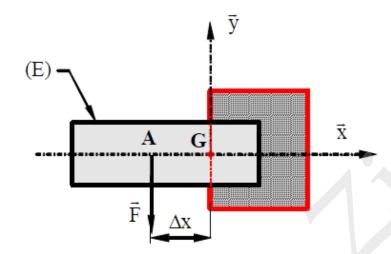
$$\{\tau_{int}\} = \left\{\frac{\vec{R}}{M_G}\right\} = \left\{\vec{T}\right\}$$

avec

 \vec{T} : effort tranchant dans la section S

II-Etude des déformations

- La réalisation du cisaillement simple est difficile → un modèle qui s'en approche.
- Considérons une poutre encastrée à une extrémité.



- Soit (S) de centre G la section d'encastrement.
- Appliquons un effort F dans une section (S') distante de Δx de (S).

Le torseur des efforts de cohésion se réduit en G

$$\{\tau_{\text{int}}\} = \left\{ \overrightarrow{\overline{R}} \right\} = \left\{ -\overrightarrow{\overline{G}} \overrightarrow{A} \wedge \overrightarrow{F} \right\}$$

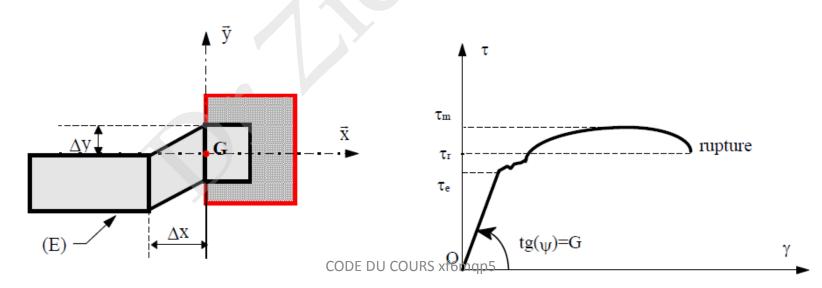
■ En projection dans le repère $R(G, \vec{x}, \vec{y}, \vec{z})$ lié à (S) on obtient :

$$\{\tau_{\text{int}}\} = \begin{cases} N & M_t \\ T_y & M_{fy} \\ T_z & M_{fz} \end{cases} = \begin{cases} 0 & 0 \\ F & 0 \\ 0 & -F\Delta x \end{cases}$$



le moment de flexion n'est pas identiquement nul.

- Si Δx tend vers zéro, on peut négliger ce moment.
- Si on trace la variation du glissement Δy en fonction de l'effort F, on obtient une courbe dont l'allure est la suivante:



- La déformation $\gamma = \frac{\Delta y}{\Delta x}$ est appelée glissement relatif ou déviation (sans unité).
- $\tau = \frac{F}{S}$ est appelé effort unitaire de cisaillement.
- Dans la zone élastique, la pente de la droite est le module d'élasticité transversale ou *module de Coulomb G* (exprimé en MPa).

III-Etude des contraintes

- Du fait que $N = M_{fy} = 0$ et $\lim_{\Delta x \to 0} M_{fz} = 0$, on peut admettre que la composante normale du vecteur contrainte est nulle en tout point de (S); ainsi $\vec{T}(M, \vec{x}) = \vec{\tau} = \tau_v \vec{y} + \tau_z \vec{z}$
- Hypothèse simplificatrice : on ignore la répartition de la contrainte tangentielle (seul un calcul par élément fini peut donner une idée de cette répartition). La valeur moyenne de la contrainte tangentielle τ vaut :

$$au_{moy} = rac{\| au\|}{S^{ ext{DE}}}$$
 aveces $\| au\|_{ ext{HP}} = \sqrt{ au_y^2 + au_z^2}$

IV-Conditions de résistance

1. Caractéristiques des matériaux en cisaillement

- Contrainte tangentielle limite élastique τ_e tel que $\tau_e = \frac{k_0}{1+k_0}$ avec $k_0 = \frac{\sigma_e}{\sigma_{ec}}$
- Contrainte limite de rupture au cisaillement τ_r (ou R_{rg})
- Module de Coulomb G tel que $G = \frac{E}{2(1+\nu)}$, ν étant le coefficient de Poisson
- La loi de Hook s'écrit $\tau = G.\gamma$

2. Condition de résistance

• On adopte un coefficient de sécurité s par rapport à la limite élastique et de définir une contrainte admissible

$$\tau_{adm}$$
, ainsi:

$$\tau_{\text{moy}} \le \tau_{\text{adm}} = \frac{\tau_{\text{e}}}{s} = \tau_{\text{p}}$$

Matériau	Module de cisaillement	Limite pratique de glissement
	G en 10 ⁶ MPa	R _{pg} en MPa
Acier	80 000	250
Aluminium	26 000	200
Verre	24 000	
Polystyrène	10 500	