

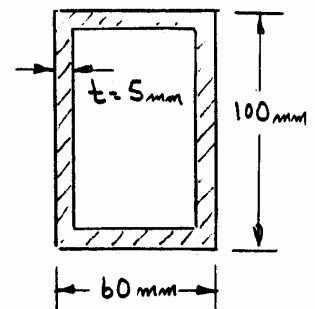
## Chapitre 12- Analyse Limite- Flexion et torsion superposées

La figure illustre en isométrie un tube AB de section rectangulaire qui est encasté à son extrémité A et qui supporte à son autre extrémité une charge verticale  $P_L$  de même qu'un moment de torsion  $T = 5 \text{ kN-m}$ . Le matériau du tube est un acier ayant un comportement élastique parfaitement plastique.

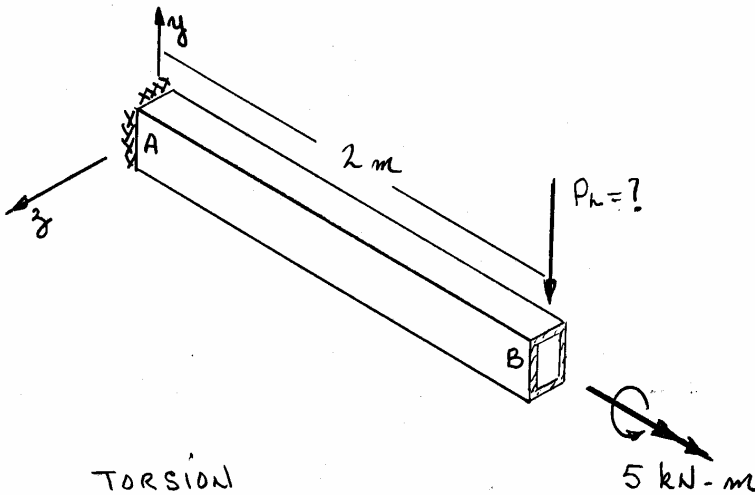
En utilisant le critère de Tresca, déterminez la charge limite  $P_L$  qui provoquera l'effondrement de cette structure.

### Propriétés du matériau

$E = 200 \times 10^3 \text{ Mpa}$   
 $\nu = 0.3$   
 $S_y = 300 \text{ Mpa}$



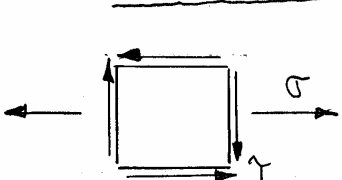
$A = 1500 \text{ mm}^2$   
 $\bar{A} = 5225 \text{ mm}^2$   
 $I_z = 1.963 \times 10^6 \text{ mm}^4$   
 $S_z = 39.25 \times 10^3 \text{ mm}^3$   
 $Z_z = 48.75 \times 10^3 \text{ mm}^3$



### TORSION

$\tau_{xy} = \frac{T}{2\bar{A}t} = \frac{5 \times 10^6}{2 \times 5225 \times 5} = 95.7 \text{ MPa}$     CONSTANTE SUR L'ÉPAISSEUR

### CALCUL DE $\sigma_p$ POUR PLASTIFICATION



$\sigma_{1,2} = \frac{\sigma}{2} \pm \sqrt{\left(\frac{\sigma}{2}\right)^2 + \tau^2}$      $\sigma_3 = 0$

$\tau_{max} = \frac{\sigma_{max} - \sigma_{min}}{2} = \sqrt{\left(\frac{\sigma}{2}\right)^2 + \tau^2} = \frac{S_y}{2}$

$\sqrt{\sigma_p^2 + (2\tau)^2} = S_y \rightarrow \sigma_p = \sqrt{S_y^2 - (2\tau)^2}$

$\sigma_p = \sqrt{300^2 - (2 \times 95.7)^2}$   
 $\sigma_p = 231 \text{ MPa}$

### CHARGE LIMITE

$M_L = 2m P_L = Z_z \sigma_p \rightarrow P_L = \frac{48.75 \times 10^3 \times 231}{2 \times 10^3}$   
 $P_L = 5.63 \text{ kN}$

Pour début d'écoulement

$$\tau_{\max} = 95.7 \text{ MPa}$$

$$\sigma_y = \frac{2000 P_L}{S_y} = \frac{2000 P_L}{39.25 \times 10^3} = 0.051 P_L$$

$$\tau_{\max} = \sqrt{\left(\frac{\sigma}{2}\right)^2 + \tau^2} \leq \frac{S_y}{2}$$

$$\sqrt{\sigma^2 + (2\tau)^2} < S_y$$

$$\sigma^2 = S_y^2 - (2\tau)^2$$

$$\sigma = \sqrt{S_y^2 - (2\tau)^2}$$

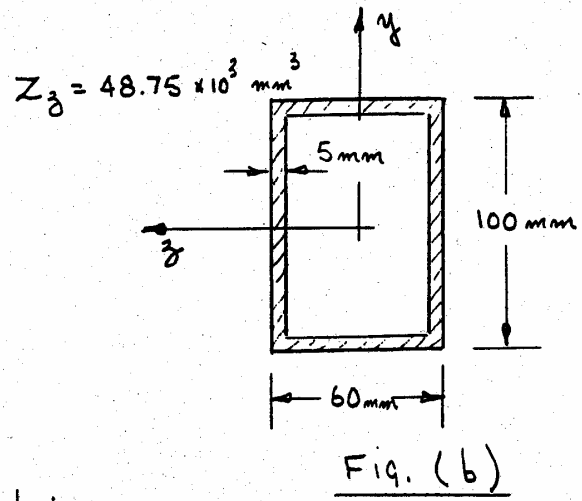
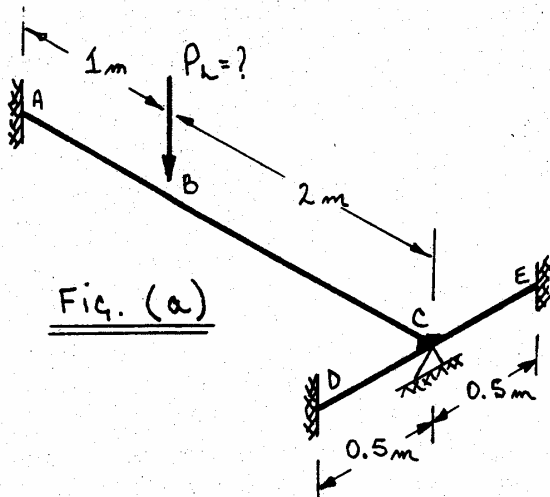
$$0.051 P_L = \sqrt{300^2 - (2 \times 95.7)^2}$$

$$P_L = 4.53 \text{ kN}$$

## Chapitre 12 Analyse Limite- Flexion et torsion

La figure (a) illustre en isométrie une structure composée d'une poutre ABC encastree à son extrémite A et relié rigidement en C à une autre poutre DCE encastree à ses deux extrémités et simplement supportée verticalement au point C. Les deux poutres ABC et DCE ont la même section tubulaire illustrée sur la figure (b) avec un module plastique  $Z = 48.75 \times 10^3 \text{ mm}^3$ . Le matériau de la poutre peut être idéalise comme étant élastique parfaitement plastique et son point d'écoulement est  $S_y = 300 \text{ MPa}$ .

Déterminez la charge limite  $P_L$  qui provoquera l'effondrement de cette structure.



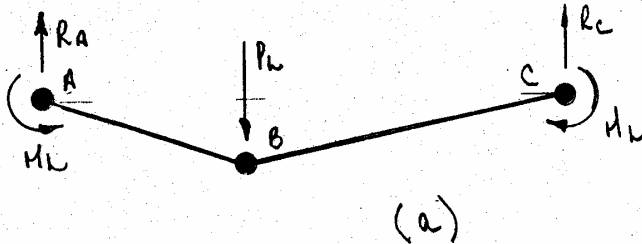
$$M_L = 300 \times 48.75 \times 10^3 = 14.625 \text{ kN}\cdot\text{m}$$

$$T_y = T_L = \frac{T_U}{2 \bar{A} t} = \frac{S_y}{Z} \rightarrow T_L = S_y \times \bar{A} t$$

$$T_L = 300 \times (95 \times 55) \times 5 = 7.84 \text{ kN}\cdot\text{m}$$

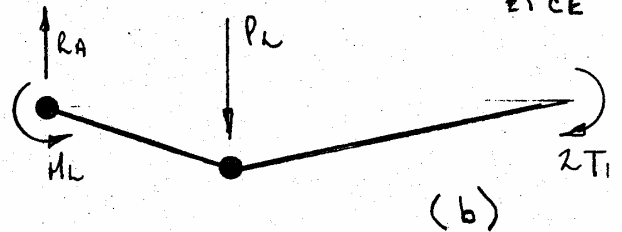
MECANISME 1

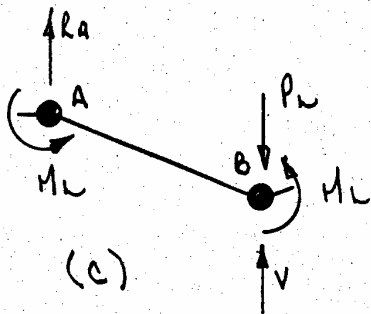
PLASTIFICATION POUTRE ABC ETC.



MECANISME 2

PLASTIFICATION ENTORSION DE DC ET CE





$$\sum M/B = 0 \quad 1m \times R_A = 2ML$$

$$\boxed{R_A = 2ML/1m}$$

MÉCANISME 1 - DCL (a)

$$\sum M/C = 0 \quad \rightarrow \quad 2m P_L = 3m R_A = 6ML \quad \nearrow 2ML/1m$$

$$P_L = 6ML/2m = \frac{3ML}{1m} = 3 \times 14.625 \text{ kN}$$

$$\boxed{P_L = 43.875 \text{ kN}}$$

MÉCANISME 2 - DCL (b)

$$\sum M/C = 0 \quad \rightarrow \quad 2m P_L = 3m R_A + 2T_L - ML \quad \nearrow 2ML/1m$$

$$P_L = \frac{3ML}{1m} + \frac{T_L}{1m} - \frac{ML}{2m}$$

$$= 3 \times 14.625 + 7.84 - \frac{14.625}{2} = 44.4 \text{ kN}$$

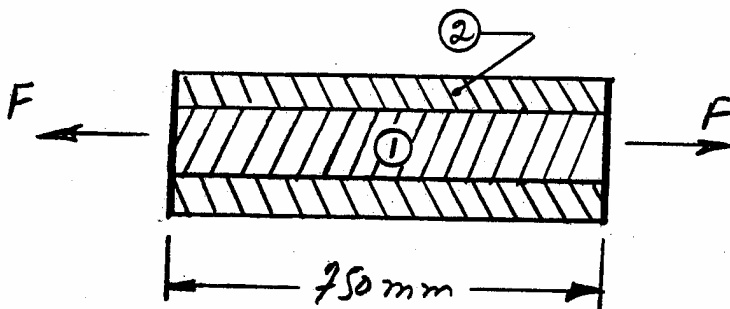
$$\boxed{P_L = 44.4 \text{ kN}}$$

## Chapitre 12-Contraintes résiduelles

Un barreau ① ( $A_1 = 100 \text{ mm}^2$ ) et un cylindre ② ( $A_2 = 150 \text{ mm}^2$ ), de 750 mm de longueur, sont concentriques et solidaires l'un de l'autre. Lorsqu'ils sont soumis à une force  $F$  (inconnue), les deux pièces s'allongent de 2,25 mm. Les matériaux ont un comportement élastique-parfaitement plastique et ont les propriétés suivantes :

Matériau ① :  $S_{Y1} = 800 \text{ MPa}$  ;  $E_1 = 200\,000 \text{ MPa}$   
Matériau ② :  $S_{Y2} = 200 \text{ MPa}$  ;  $E_2 = 100\,000 \text{ MPa}$

- Déterminez la force appliquée;
- Calculez la déformation résiduelle des barreaux après que la force  $F$  soit enlevée;
- Calculez les contraintes résiduelles après déchargement.



Rép a)  $90\,000 \text{ N}$

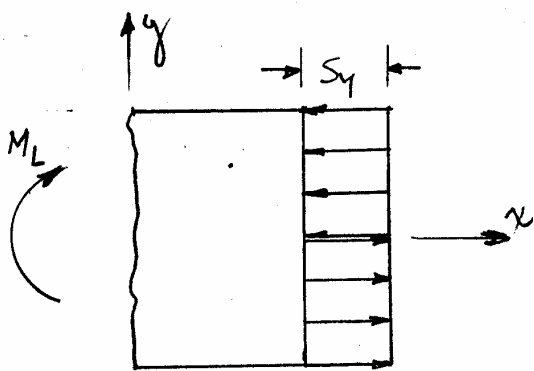
b)  $\epsilon_{r1} = \epsilon_{r2} = 428,6 \times 10^{-6} \text{ m/m}$

c)  $\sigma_{r1} = 85,7 \text{ MPa}$   
 $\sigma_{r2} = -57,15 \text{ MPa}$

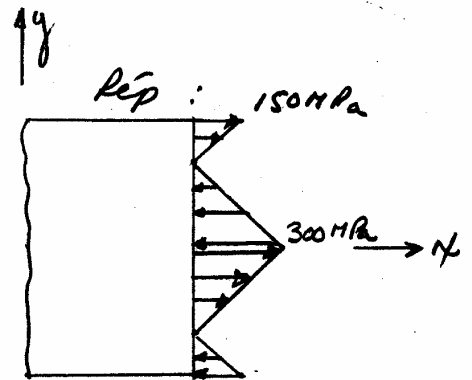
Chapitre 12 – Contraintes résiduelles

La figure a) illustre la distribution de la contrainte  $\sigma_x$  sur la section d'une poutre rectangulaire (hauteur = 100 mm; largeur = 25 mm) qui a été chargée par un moment  $M = M_L$ . La distribution de la contrainte résiduelle obtenue après déchargement ( $M = 0$ ) est illustrée schématiquement à la figure b); la valeur à mi-hauteur est connue et égale à 300 MPa (sens montré).

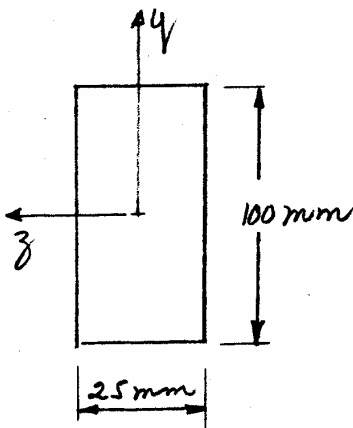
- a) Déterminez la valeur de  $M_L$ .
- b) Déterminez la valeur de la contrainte résiduelle à la fibre supérieure de la poutre.



a) chargement à  $M = M_L$



b) contraintes résiduelles ( $M = 0$ )



section de la poutre

Rép :  $M_L = 18,75 \text{ kN}$