

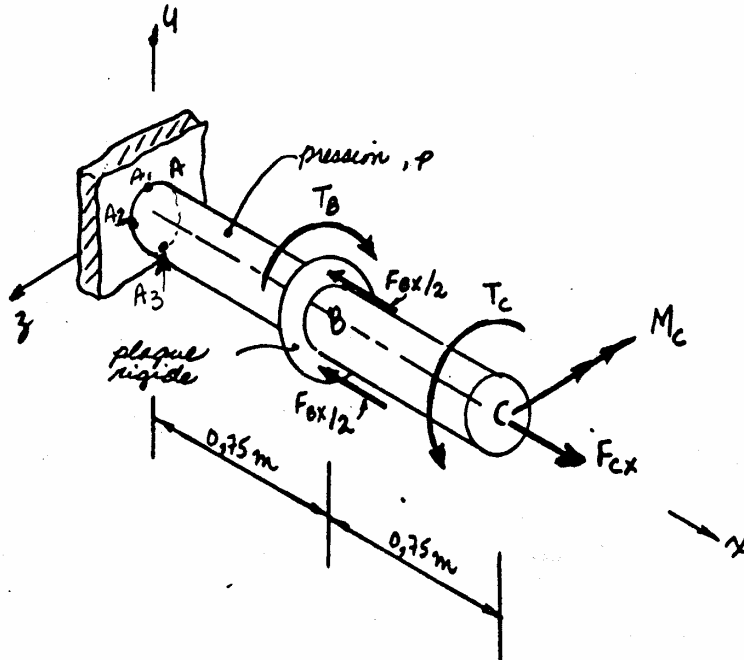
ING 1015 - Chap. 7

Superposition des chargements

Soit un cylindre ABC fermé à paroi mince encastré à son extrémité A, tel que montré à la figure 3. La plaque rigide en B sert uniquement à appliquer le chargement à ce point. Le chargement appliqué au cylindre est le suivant:

- une pression interne de 5 MPa;
- en B: un couple $T_B = 5 \text{ kN.m}$, dans le sens montré
une force axiale $F_{Bx} = 30 \text{ kN}$, dans le sens montré;
- en C: un couple $T_C = 2 \text{ kN.m}$, dans le sens montré
une force axiale $F_{Cx} = 20 \text{ kN}$, dans le sens montré
un moment M_C (autour de l'axe z) = $1,8 \text{ kN.m}$, dans le sens montré

Géométrie du cylindre:
rayon, $r = 50 \text{ mm}$
épaisseur, $t = 2,5 \text{ mm}$
longueur, $L = 1,5 \text{ m}$

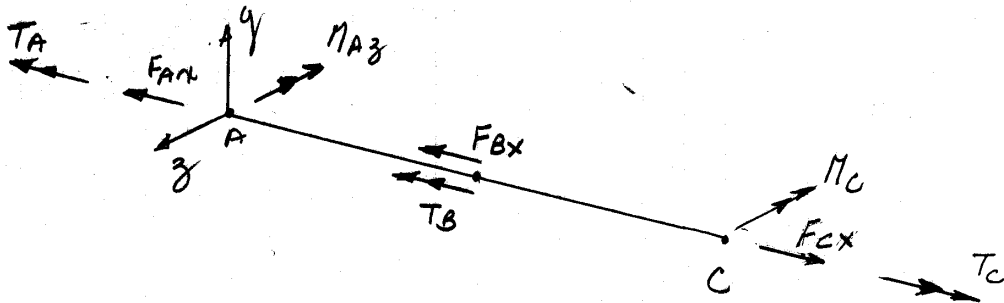


- Évaluez l'état de contraintes aux points A_1 , A_2 et A_3
- Illustrez chaque état sur un cube élémentaire entourant ces points.

1

Solution

I) Equilibre



• $\sum F_x = 0 = -F_{Ax} - F_{Bx} + F_{Cx} = 0$

$$F_{Ax} = F_{Cx} - F_{Bx} = 20 \text{ kN} - 30 \text{ kN} = -10 \text{ kN}$$

(c'est-à-dire, selon le sens inverse de celui supposé)

• $\sum M_x = 0 = -T_A - T_B + T_C = 0$

$$T_A = T_C - T_B = 2 \text{ kN.m} - 5 \text{ kN.m}$$

$$T_A = -3 \text{ kN.m}$$

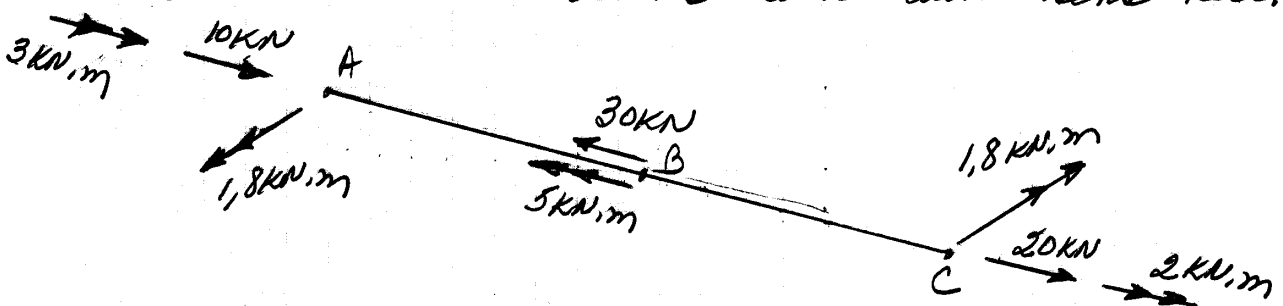
(i.e, selon le sens inverse de celui supposé)

• $\sum M_z = 0 = -M_{Az} - M_C = 0$

$$M_{Az} = -M_C = -1,8 \text{ kN.m}$$

(selon le sens inverse de celui supposé)

Avant de calculer les contraintes, illustrons les réactions selon leur sens réel:




II Contraintes au point A

Entre les points A et B, le cylindre supporte le chargement suivant :

- force axiale $F_{AB} = F_{Ax}$
- moment de torsion $T_{AB} = T_A$
- moment fléchissant $m_{ax} = M_{Az}$
- pression interne = 5 MPa

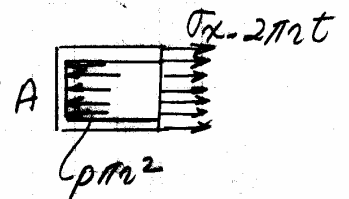
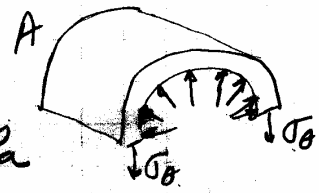
i) Force axiale :

$F_{Ax} = 10 \text{ kN}$

 $(\sigma_{rA})_{2\pi r t} \left\{ \begin{aligned} (\sigma_{rA})_{F_{ax}} &= \frac{F_{Ax}}{A_{AB}} = \frac{10 \times 10^3 \text{ N}}{2\pi \times 50 \text{ mm} \times 2,5 \text{ mm}} \\ (\sigma_{rA})_{F_{ax}} &= 12,73 \text{ MPa en compression} \\ &\text{ou } -12,73 \text{ MPa} \end{aligned} \right.$

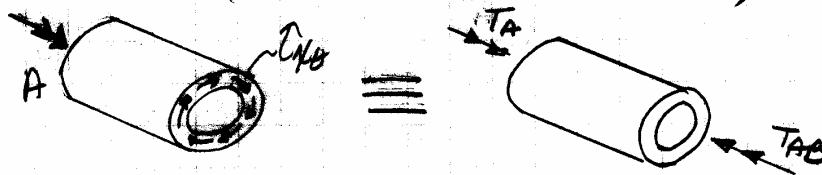
 $\left(\frac{\text{N}}{\text{mm}^2} = \text{MPa} \right)$

ii) Pression :

$\sigma_{rA} = 0$
 $\sigma_{\theta} = \frac{pr}{t} = \frac{5 \times 50}{2,5} \text{ (MPa)} = 100 \text{ MPa}$
 $(\sigma_{rA})_{\text{pression}} = \frac{pr}{2t} = \frac{5 \times 50}{2 \times 2,5} \text{ (MPa)} = 50 \text{ MPa}$



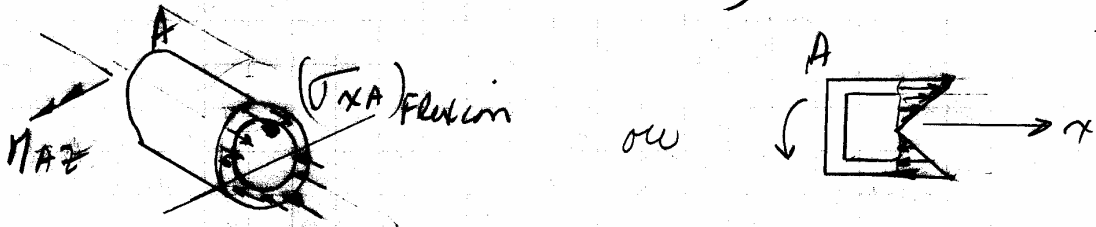
iii) Torsion (autour de l'axe x)



$$\tau_{\text{max}} = \frac{T_{AB} \cdot r}{J} = \frac{3 \times 10^6 \text{ N} \cdot \text{mm} \times (50 + 2,5/2) \text{ mm}}{2\pi \times (50)^3 \times 2,5 \text{ mm}^4}$$

$$= 78,3 \text{ MPa} \text{ selon le sens montré}$$

c) flexion (autour de l'axe z)



à la fibre supérieure :

$$(\sigma_x)_{A_1} = -\frac{M_y}{I} = -\frac{(-1,8 \times 10^6 \text{ N} \cdot \text{mm})(50 + 2,5/2) \text{ mm}}{\pi (50)^3 \cdot 2,5 \text{ (mm}^4)}$$

$$= 93,96 \text{ MPa} \text{ i.e. en tension}$$

à la fibre inférieure :

$$(\sigma_x)_{A_3} = -\frac{M_y}{I} = -\frac{(-1,8 \times 10^6 \text{ N} \cdot \text{mm})(-51,25) \text{ mm}}{\pi (50)^3 \cdot 2,5 \text{ (mm}^4)}$$

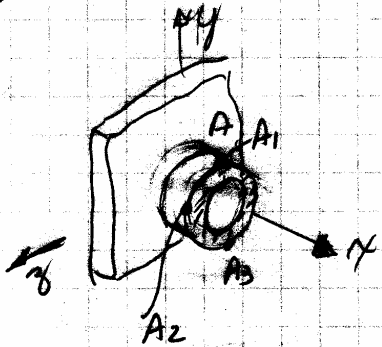
$$= -93,96 \text{ MPa} \text{ ou } 93,96 \text{ MPa}$$

en compression

(4)

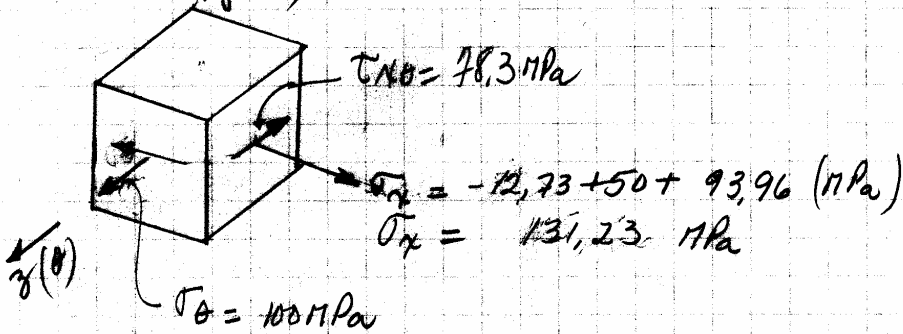
b) Etat des contraintes sur le cube élémentaire

A_1, A_2 et A_3 sont en surface



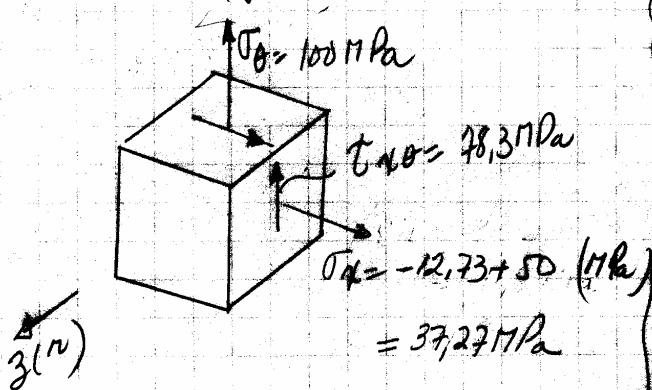
En A_1 :

$y(z)$



En A_2 :

$y(z)$



En A_3 :

$y(z)$

