

CORRECTION TD5 : TORSION

EXERCICE 1

1) Calcul de la contrainte sur la surface intérieure de la poutre

La contrainte tangentielle de torsion est donnée par la formule générale :

$$\tau = \frac{M_t \cdot r}{I_p}$$

Dans le cas d'une section droite tubulaire, le moment quadratique est égale à :

$$I_p = \frac{\pi(D_{ext}^4 - D_{int}^4)}{32} = 148308,5 \text{ mm}^4$$

Sur la surface intérieure du tube, le rayon est égale à :

$$r = \frac{D_{int}}{2} = 16 \text{ mm}$$

Ce qui donne pour la valeur de la contrainte :

$$\tau_1 = 21,57 \text{ N/mm}^2$$

2) Calcul de la contrainte sur la surface extérieure de la poutre

Sur la surface extérieure du tube, le rayon est égale à :

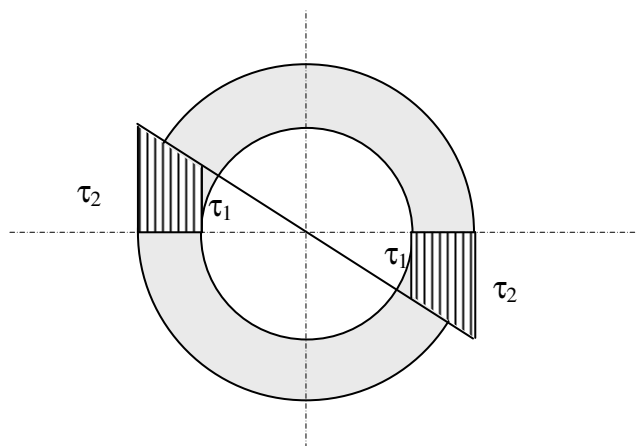
$$r = \frac{D_{ext}}{2} = 20 \text{ mm}$$

Ce qui donne pour la valeur de la contrainte :

$$\tau_2 = 26,97 \text{ N/mm}^2$$

3) tracer de la distribution de la contrainte sur la section droite de la poutre

La formule de la contrainte tangentielle de torsion $\tau = \frac{M_t \cdot r}{I_p}$ indique que celle-ci est fonction linéaire du rayon r.



4) Vérification de la résistance de la poutre.

Appliquons le critère en contrainte:

$$\tau_{max} \leq \frac{\tau_e}{s}$$

$$\text{On a } \tau_{max} = \tau_2 = 26,97 \text{ N/mm}^2$$

$$\frac{\tau_e}{s} = \frac{60}{2} = 30 \text{ MPa}$$

Donc on a $\tau_{\max} < \frac{\tau_e}{s}$, la condition de résistance est donc vérifiée

5) Calcul de l'angle de rotation d'une section droite située au milieu de la poutre.

$$\alpha = \frac{M_t \cdot x}{G \cdot I_p}$$

Le milieu de la poutre correspond à $x = \frac{L}{2} = \frac{0,5}{2} = 0,25\text{m} = 250\text{mm}$

$$\text{On a alors : } \alpha = \frac{200 \cdot 10^3 \cdot 250}{78 \cdot 10^3 \cdot 148308,5} = 0,0043 \text{ rad} = 0,25^\circ$$

6) Calcul de l'angle de rotation de la section extrême.

La section extrême de la poutre correspond à $x = L = 0,5\text{m} = 500\text{mm}$

$$\text{On a alors : } \alpha = \frac{200 \cdot 10^3 \cdot 500}{78 \cdot 10^3 \cdot 148308,5} = 0,0086 \text{ rad} = 0,5^\circ$$

EXERCICE 2

1) Calcul du moment de torsion M_t transmis.

La contrainte tangentielle de torsion est donnée par la formule générale :

$$P = 2\pi \cdot f \cdot M_t \rightarrow M_t = \frac{P}{2\pi \cdot f} = \frac{300.735,49}{2 \cdot 3,14 \cdot 3000 / 60} = 702,49 \text{ N.m}$$

2) Calcul du diamètre minimum de l'arbre.

Appliquons le critère en contrainte:

$$\tau_{\max} \leq \frac{\tau_e}{s}$$

$$\text{D'autre part on sait que : } \tau_{\max} = \frac{M_t \cdot R}{I_p} \text{ avec } R = \frac{D}{2}$$

$$\text{Pour une section circulaire pleine : } I_p = \frac{\pi D^4}{32}$$

$$\text{On en déduit : } D \geq \sqrt[3]{\frac{16 \cdot M_t}{\pi \cdot \tau_e / s}} = \sqrt[3]{\frac{16 \cdot 702,49}{3,14 \cdot 25 \cdot 10^7 / 5}} = 0,0415\text{m}$$

Donc $D_{\min} = 41,5 \text{ mm}$

EXERCICE 3

1^{er} cas $K_1=0$ (Arbre plein)

Calcul du diamètre

Appliquons le critère en contrainte:

$$\tau_{\max} \leq \frac{\tau_e}{s}$$

D'autre part on sait que : $\tau_{\max} = \frac{M_t \cdot R}{I_p}$ avec $R = \frac{D}{2}$

Pour une section circulaire pleine : $I_p = \frac{\pi D^4}{32}$

On en déduit : $D \geq \sqrt[3]{\frac{16 \cdot M_t}{\pi \cdot \tau_e / s}}$

$$D_{\min} = \sqrt[3]{\frac{16,1,9 \cdot 10^6}{3,14 \cdot 50 \cdot 10^6 / 1}} = 0,58 \text{ m} = 58 \text{ cm}$$

Calcul du poids de l'arbre :

$$P = m \cdot g = \rho \cdot V \cdot g = \rho \cdot \frac{\pi \cdot D^2}{4} \cdot L \cdot g = 7800 \cdot \frac{3,14 \cdot 0,58^2}{4} \cdot 30 \cdot 10 = 617933 \text{ N}$$

Calcul de l'angle de rotation entre les deux extrémités :

$$\alpha = \frac{M_t \cdot x}{G \cdot I_p} \text{ avec } x=L$$

$$I_p = \frac{\pi D^4}{32} = \frac{3,14 \cdot 0,58^4}{32} = 0,01 \text{ m}^4$$

$$\text{Alors, } \alpha_1 = \frac{1,9 \cdot 10^6 \cdot 30}{82000 \cdot 10^6 \cdot 0,01} = 0,07 \text{ rad} = 4,01^\circ$$

2^{ème} cas K2=0,95 (Arbre creux)

Calcul du diamètre

$$\text{On a } K = \frac{D_{\text{int}}}{D_{\text{ext}}} \rightarrow D_{\text{int}} = D_{\text{ext}} \cdot K$$

Le moment quadratique vaut alors :

$$I_p = \frac{\pi(D_{\text{ext}}^4 - D_{\text{int}}^4)}{32} = \frac{\pi(D_{\text{ext}}^4 - D_{\text{ext}}^4 \cdot K^4)}{32} = \frac{\pi \cdot D_{\text{ext}}^4 (1 - K^4)}{32}$$

Appliquons le critère en contrainte:

$$\tau_{\max} \leq \frac{\tau_e}{s}$$

$$\text{on trouve alors: } D_{\text{ext}} \geq \sqrt[3]{\frac{16 \cdot M_t}{(\pi \cdot (1 - K^4)) \cdot \tau_e / s}}$$

$$\text{donc : } D_{\text{ext}} = 1,014 \text{ m}$$

on trouve pour le poids : $P_2 = 232184 \text{ N}$

et un angle de rotation $\alpha_2 = 0,045 \text{ rad} = 2,57^\circ$

Le rapport des deux diamètres est : $D_1/D_2 = 1,75$

Le rapport des deux poids est: $P_1/P_2 = 2,66$

Le rapport des deux angles de rotation est: $\alpha_1/\alpha_2 = 1,55$

L'arbre creux a un diamètre 1,75 fois plus grand que celui de l'arbre plein mais il est 2,66 fois moins lourd et donc moins cher et il est 1,55 fois plus rigide.