

## ***CORRIGE DU SUJET 14***

### **CORRIGE DE L'EXERCICE 1**

#### **1 Etude cinétique**

$$L = 13 \times 3 - 18 \times 2 - 3 = 0$$

Le système est isostatique

#### **2 Détermination des efforts**

Les angles entre les barres ne sont pas réguliers, on utilisera alors la méthode analytique (méthode des noeuds). On calcule d'abord les réactions aux appuis:

$$7.5 V_A - 20 \times 6 = 0 \Rightarrow V_A = 16 \text{ kN}$$

$$V_E + V_A = 20 \Rightarrow V_E = 4 \text{ kN}$$

#### **Noeud A**

$$\frac{0.25}{1.52} AF - 16 = 0 \Rightarrow AF = 97.32 \text{ kN}$$

$$\frac{1.5}{1.52} AF + AB = 0 \Rightarrow AB = -96 \text{ kN}$$

#### **Noeud B**

$$BF = -20 \text{ kN}$$

$$BC = AB = -96 \text{ kN}$$

#### **Noeud F**

$$\frac{0.25}{1.52} AF + BF + \frac{0.25}{1.03} FC = 0 \Rightarrow FC = 16.5 \text{ kN}$$

$$-\frac{1.5}{1.52} AF + \frac{1}{1.03} FC + FG = 0 \Rightarrow FG = 80 \text{ kN}$$

#### **Noeud G**

$$GC = 0$$

$$GH = FG = 80 \text{ kN}$$

**Nœud C**

$$\frac{0.25}{1.03}FC + \frac{0.25}{2.02}CH = 0 \Rightarrow CH = -32\text{kN}$$

$$CD + \frac{2}{2.02}CH - \frac{1}{1.03}FC = 0 \Rightarrow FG = -48\text{kN}$$

**Nœud G**

$$DH = 0$$

$$DE = CD = -48\text{kN}$$

**Nœud H**

$$\frac{0.25}{2.02}CH + \frac{0.25}{3.01}HE = 0 \Rightarrow HE = 48.17\text{kN}$$

**Dimensionnement à la stabilité**

La barre la plus comprimée est AB = -96 kN de longueur  $L = 1.5\text{m}$

La barre la plus élancée est DE = -48 kN de longueur  $L = 3.0\text{m}$

On dimensionne avec la barre la plus élancée et on vérifie la stabilité de la barre la plus comprimée et la résistance de la barre la plus sollicitée.

supposons que  $\lambda > \lambda_{\text{lim}}$  pour les deux barres:

$$N \leq [P_{\text{st}}] = \frac{P_{\text{cr}}}{n_{\text{st}}} = \frac{\pi^2 E \times \pi D^4 / 64}{n_{\text{st}} (\mu L)^2} = \frac{\pi^3 E D^4}{64 n_{\text{st}} L_{\text{eff}}^2}$$

$$D \geq \left( \frac{N \times 64 \times n_{\text{st}} \times L^2}{\pi^2 E} \right)^{1/4} = 54.7\text{mm}$$

Calculons l'élancement

$$\lambda = \frac{\mu L}{i} \text{ avec } i = \frac{D}{4}$$

$$\lambda = \frac{3000 \times 4}{54.7} = 219 > \lambda_{\text{lim}}$$

Vérifions la stabilité de la barre la plus comprimée

$$[P_{\text{st}}] = \frac{P_{\text{cr}}}{n_{\text{st}}} = \frac{\pi^3 \times 2 \times 10^5 \times (54.7)^4}{64 \times 2 \times (1500)^2} = 192.8\text{kN}$$

$N = 96\text{ kN} < [P_{\text{st}}] \Rightarrow$  la stabilité est vérifiée

Vérification à la résistance

La barre la plus sollicitée est AF = 97.32 kN

$$\sigma = \frac{N}{S} = \frac{4 \times 97.32 \times 10^3}{\pi(54.7)^2} = 41.4 \text{ N/mm}^2 < 160$$

⇒ **Erreur ! Signet non défini.** la résistance est vérifiée

## CORRIGE DE L'EXERCICE 2

La capacité de résistance à une sollicitation donnée dépend entre autres de la forme de la section c.à.d de ses caractéristiques géométriques.

### Cisaillement

$$\tau = \frac{T}{S} \leq [\tau] \Rightarrow T = S[\tau]$$

L'effort tranchant de résistance est proportionnel à l'aire de la section. Les efforts de résistance au cisaillement de toutes les formes des sections ayant les mêmes aires sont donc identiques.

### Stabilité élastique à la compression

$$P_{cr} = \frac{\pi^2 EI_{\min}}{(\mu L)^2}$$

$\frac{\pi^2 EI_{\min}}{(\mu L)^2}$  est le même pour toutes les sections. L'effort maximal de résistance à la stabilité est donc proportionnel à  $I_{\min}$ .

Pour comparer les moments d'inertie des différentes sections, on exprimera ce dernier en fonction de l'aire S d'une section.

- Pour la section circulaire pleine:  $S = \frac{\pi d^2}{4} \Rightarrow d = 2\sqrt{\frac{S}{\pi}}$

$$I_{\min} = \frac{\pi d^4}{64} = \frac{\pi \times 16 \times A^2}{64\pi^2} = 0.08S^2$$

- Pour la section carrée:  $S = a^2 \Rightarrow a = \sqrt{S}$

$$I_{\min} = \frac{a^4}{12} = \frac{S^2}{12} = 0.083S^2$$

- Pour la section rectangulaire:  $S = b \times h = 2b^2 \Rightarrow b = \sqrt{\frac{S}{2}}$

$$I_{\min} = \frac{2b^4}{12} = \frac{2S^2}{4 \times 12} = 0.04S^2$$

- Pour la section circulaire creuse:

$$S = \frac{\pi}{4}(D^2 - d^2) = \frac{\pi}{4}[D^2 - (0.6D)^2] = 0.16\pi D^2 \Rightarrow D = 1.41\sqrt{S}$$

$$I_{\min} = \frac{\pi}{64}[D^4 - (0.6D)^4] = 0.043D^4 = 0.043(1.41\sqrt{S})^4 = 0.169S^2$$

La plus petite force critique correspond au plus petit moment d'inertie minimal de celui de la section rectangulaire. L'ordre décroissant de la stabilité en compression des formes est le suivant:

$$1/ \text{ La section creuse: } r = \frac{P_{\text{cr}}}{P_{\text{cr-rectang}}le} = \frac{0.169S^2}{0.04S^2} = 4.2$$

$$2/ \text{ La section carrée: } r = \frac{0.083S^2}{0.04S^2} = 2.08$$

$$3/ \text{ La section circulaire: } r = \frac{0.08S^2}{0.04S^2} = 2$$

$$4/ \text{ La section rectangulaire: } r = 1$$

### Flexion pure

Calcul du moment résistant:

$$\sigma_{\max} = \frac{My}{I} \leq [\sigma]$$

$$\Rightarrow M_{\text{res}} = \left(\frac{I}{y}\right)_{\max} \times [\sigma]$$

Le moment résistant est proportionnel à  $\left(\frac{I}{y}\right)_{\max}$

- Pour la section circulaire pleine :

$$\frac{I}{y} = \frac{\pi d^4}{64} \times \frac{2}{d} = \frac{\pi d^3}{32} = \frac{\pi}{32} \left(2\sqrt{\frac{S}{\pi}}\right)^3 = 0.141\sqrt{S}$$

$$\text{- Pour la section carrée: } \frac{I}{y} = \frac{a^4}{12} \times \frac{2}{a} = \frac{a^3}{6} = \frac{(\sqrt{S})^3}{6} = 0.167S\sqrt{S}$$

- Pour la section rectangulaire:

$$\frac{I}{y} = \frac{b(2b)^3}{12} \times \frac{2}{2b} = \frac{2b^3}{3} = \frac{2}{3} \left(\sqrt{\frac{S}{2}}\right)^3 = 0.236S\sqrt{S}$$

$$\text{- Pour la section creuse: } \frac{I}{y} = \frac{0.169S^2 \times 2}{1.41\sqrt{S}} = 0.24S\sqrt{S}$$

Il est évident que la section circulaire présente le plus petit moment résistant. Le classement en fonction des moments résistants sera donc:

$$1/ \text{ La section creuse: } r = \frac{M_{\text{res}}}{M_{\text{res-cercle}}} = \frac{0.24S\sqrt{S}}{0.141S\sqrt{S}} = 1.7$$

$$2/ \text{ La section rectangulaire: } r = \frac{0.236S\sqrt{S}}{0.141S\sqrt{S}} = 1.67$$

$$3/ \text{ La section carrée: } r = \frac{0.167S\sqrt{S}}{0.141S\sqrt{S}} = 1.18$$

$$4/ \text{ La section circulaire: } r = 1$$

### Effort tranchant

$$\tau = \frac{TS^*}{Ib} \leq [\tau] \Rightarrow T_{\text{res}} = \frac{Ib}{S^*} [\tau]$$

L'effort tranchant résistant est proportionnel à  $\left(\frac{Ib}{S^*}\right)$

$$\text{- Pour une section rectangulaire: } \tau = \frac{3T}{2S} \leq [\tau] \Rightarrow T_{\text{res}} = \frac{2}{3}S[\tau]$$

$$\text{- Pour une section carrée: } \tau = \frac{3T}{2S} \leq [\tau] \Rightarrow T_{\text{res}} = \frac{2}{3}S[\tau]$$

$$\text{- Pour une section circulaire: } \tau = \frac{4T}{3S} \leq [\tau] \Rightarrow T_{\text{res}} = \frac{3}{4}S[\tau]$$

$$\text{- Pour une section creuse: } S^* = \frac{2\left(\frac{D}{2}\right)^3}{3} \text{ et } b = 0.4D \Rightarrow T_{\text{res}} = 0.41S[\tau]$$

Le plus petit effort tranchant résistant est celui de la section creuse. L'ordre décroissant des efforts par rapport à ce dernier devient alors:

$$1/ \text{ La section circulaire pleine: } r = \frac{3}{4 \times 0.41} = 1.83$$

$$2/ \text{ La section carrée et rectangulaire: } r = \frac{2}{3 \times 0.41} = 1.67$$

$$4/ \text{ La section creuse: } r = 1.0$$

**La torsion**

$$\tau = \frac{M_x}{W_t} \leq [\tau] \Rightarrow M_{x\text{-res}} = W_t [\tau] \text{ avec } W_t = \frac{I_p}{R} \text{ pour les sections circulaires}$$

Le moment de torsion résistant est proportionnel à  $w_t$ .

- Pour la section circulaire pleine:  $W_t = \frac{\pi d^4}{32} \times \frac{2}{d} = \frac{\pi d^3}{16} = 0.282S\sqrt{S}$

- Pour la section creuse:  $W_t = 0.043D^4 \times \frac{2}{D} = 0.086D^3 = 0.024S\sqrt{S}$

- Pour la section carrée:  $W_t = \alpha hb^2 = 0.208S\sqrt{S}$

- Pour la section rectangulaire:

$$W_t = \alpha hb^2 = 0.246 \times 2 \times \left( \sqrt{\frac{S}{2}} \right)^3 = 0.174S\sqrt{S}$$

L'ordre décroissant des moments résistants de torsion par rapport à celui de la section rectangulaire est alors:

1/ La section circulaire:  $r = 1.62$

2/ La section creuse:  $r = 1.38$

3/ La section carrée:  $r = 1.2$

4/ La section rectangulaire:  $r = 1$

Tableau récapitulatif: classement des efforts résistants dans l'ordre décroissant

Flexion pure	Effort tranchant	Cisaillement	Stabilité (comp.)	Torsion
creuse	circulaire pleine	Les efforts résistants	creuse	Circulaire pleine
rectangulaire	Carrée / rectangulaire	de toutes les	carrée	creuse
carrée	creuse	sections sont	circulaire pleine	carrée
Circulaire pleine		identiques	rectangulaire	rectangulaire