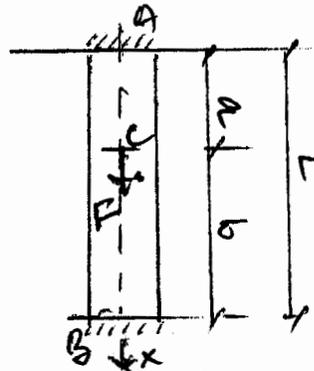


Contrôle de Rattrapage

Exercice 01 :

Une barre est fixée en A et B sur les supports fixes , de longueur L , de section A et de l'élasticité E. La barre supporte en C une charge verticale F.

- Déterminer les réactions d'appuis ?

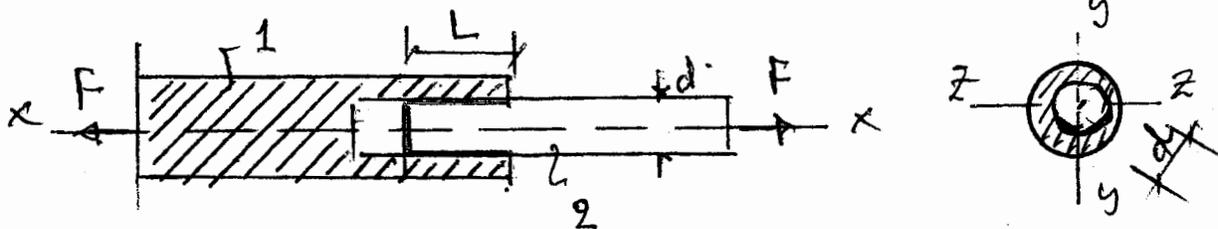


Exercice 02 :

Les cylindres 1 et 2 sont collés comme l'indique la figure, la résistance admissible à la traction des cylindres est de 240 daN/cm² et la résistance admissible au cisaillement de la colle est de 180 daN/cm².

La colle est répartie uniformément sur le cylindre 2 de diamètre d et de longueur L inconnue. La force F supportée par le montage est de 2600 daN.

- Calculer le diamètre d et la longueur L du montage ?

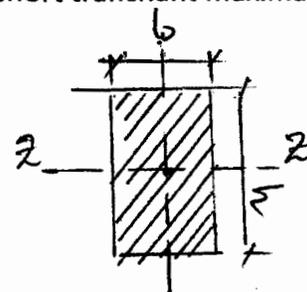


Exercice 03 :

Une poutre de section rectangulaire (b*h) ou b=h/4, supporte un effort tranchant maximal $T_{max}=2.0$ KN et un moment fléchissant maximal $M_{fmax}= 3.2$ KNm.

Sachant $\sigma_{pe}=30$ MPA et $\tau_{pe}=7.5$ MPA.

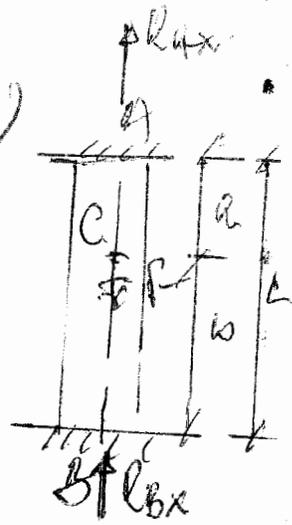
- Déterminer les dimensions de la poutre b et h ?



SOLUTION DE CONTRÔLE DE RAFFRAPHAGE

Exercice 011 (✓ 2015 PC) (05 pts)

- détermination des réactions de la statique nous avons une seule équation



$$\sum \frac{P_i}{x} = 0 \Rightarrow R_{max} + R_{bx} = P \quad (1) \quad \checkmark$$

de la formule $D = L - E$ où

- D - degré de l'hyperstativité
- L - nombre de liaisons (inconnues)
- E - nombre d'équation de la statique utilisée.

donc $L = 2$ et $E = 1 \Rightarrow D = 2 - 1 = 1 \quad \checkmark$

Systeme une fois hyperstativique.

de la deformation On écrit:

$$\sum_{i=1}^n \Delta l_i = 0 \Rightarrow \Delta l_1 + \Delta l_2 = 0 \quad (2) \quad \checkmark$$

$$\Delta l_1 = \int \frac{N_1 dx}{EA} \quad \text{et} \quad \Delta l_2 = \int \frac{N_2 dx}{EA} \quad \checkmark$$

de la méthode des sections

- 1- $0 \leq x \leq a \Rightarrow R(x) = R_a$
- 2- $a < x \leq l \Rightarrow R(x) = R_a - F$

$$\textcircled{1} \Rightarrow \int_0^a \frac{R_a x}{EA} dx + \int_a^l \frac{(R_a - F)x}{EA} dx = 0$$

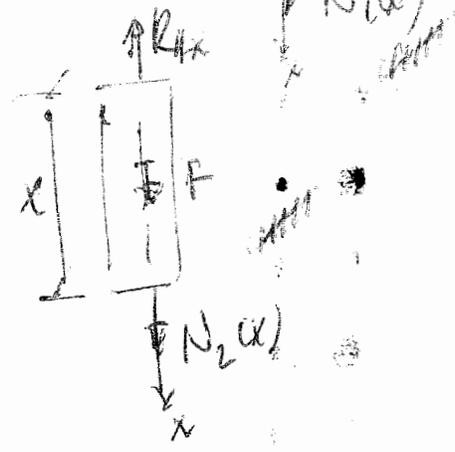
$$\Rightarrow \frac{1}{EA} \left(R_a x \right) \Big|_0^a + \frac{1}{EA} \left(R_a - F \right) x \Big|_a^l = 0$$

$$\Rightarrow \frac{1}{EA} \left(R_a a + (R_a - F)b \right) = 0$$

$$\frac{1}{EA} \neq 0 \text{ et } R_a a + R_a b = Fb$$

$$R_a(a+b) = Fb \Rightarrow R_a l = Fb \Rightarrow R_a = \frac{Fb}{l}$$

$$\text{et de } \textcircled{1} \Rightarrow R_b = F - \frac{Fb}{l} = \frac{Fa}{l}$$



Exercice 02: (05 pts) ($\checkmark = 0,5 \text{ pt}$)

Calcul du diamètre du cylindre 2 :

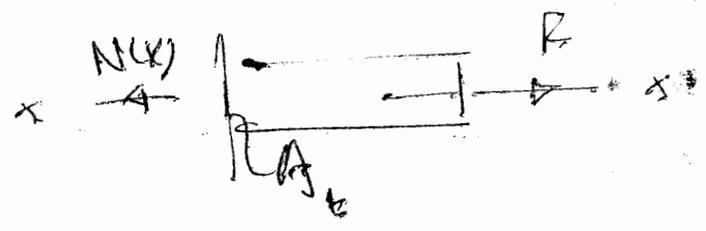
de la traction On applique la méthode des sections.

$$N(x) = F \text{ et}$$

$$A_c = \frac{\pi d^2}{4}$$

$\sigma = \frac{N(x)}{A_c} = \frac{4F}{\pi d^2}$ de la condition de résistance

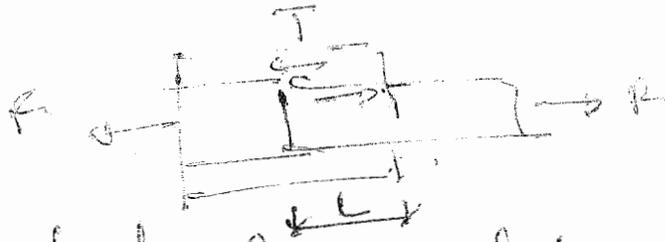
$$\sigma \leq \sigma_{pe} \Rightarrow \frac{4F}{\pi d^2} \leq \sigma_{pe} \Rightarrow d \geq \sqrt{\frac{4F}{\pi \sigma_{pe}}} = 3,71 \text{ cm}$$



On adopte $d = 3,80 \text{ cm}$

du cisaillement on applique la méthode des sections tangentielles.

$$\tau_{\text{cis}} = \frac{F}{A_{\text{us}}} = \frac{F}{\pi d L}$$



$$\tau_{\text{cis}} = \frac{F}{A_{\text{us}}} = \frac{F}{\pi d L} \quad \text{et de la condition de résistance}$$

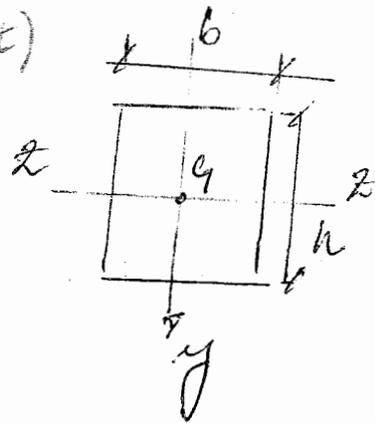
$$\tau_{\text{cis}} \leq \tau_{\text{pe}} \Rightarrow \frac{F}{\pi d L} \leq \tau_{\text{pe}} \Rightarrow L \geq \frac{F}{\pi d \tau_{\text{pe}}} = 1,21 \text{ cm}$$

On adopte $L = 1,30 \text{ cm}$.

Exercice 03 (07 pts) ($\checkmark = 0,5 \text{ pt}$)

- détermination de b et h ,

On applique le principe des contraintes.



- Contraintes normales:

$$\text{Par def } \sigma_{\text{cis}} = \frac{M_f(x)}{I_{\text{Gz}}} \cdot y \quad \text{ou } \sigma_{\text{max}} = \sigma(y = y_{\text{max}})$$

$$\text{et } \sigma_{\text{max}} = \frac{M_{f_{\text{max}}}}{I_{\text{Gz}}} \cdot y_{\text{max}} \quad , \quad y_{\text{max}} = \frac{h}{2} \quad , \quad I_{\text{Gz}} = \frac{b h^3}{12}$$

$$\Rightarrow \sigma_{\text{max}} = \frac{M_{f_{\text{max}}}}{b h^3} \cdot \frac{h}{2} = \frac{2 M_{f_{\text{max}}}}{b h^2} = \frac{6 M_{f_{\text{max}}}}{b h^2}$$

de la condition de déformation $T_{max} \leq T_R$

$$\Rightarrow \frac{24 M_{max}}{h^3} \leq T_R \Rightarrow h \geq \sqrt[3]{\frac{24 M_{max}}{T_R}} = 13,7 \text{ cm}$$

Contraintes conjuguées:

Par def $\tilde{\epsilon}(y) = \frac{T_{ax} \cdot M_{ax}(y)}{E_{ax} \cdot I(y)}$ ou $\tilde{\epsilon}(y) = \frac{T_{max}}{I}$

$$\Rightarrow \tilde{\epsilon}_{max} = \frac{3}{2} \frac{T_{max}}{I} = \frac{3 T_{max}}{2 b h^2}$$

$$\epsilon_{max} = \frac{6 T_{max}}{h^2}$$

de la condition de résistance $\epsilon_{max} \leq \epsilon_R$

$$\Rightarrow \frac{6 T_{max}}{h^2} \leq \epsilon_R \Rightarrow h \geq \sqrt{\frac{6 T_{max}}{\epsilon_R}} = 4,9 \text{ cm}$$

i. $h = \text{Max}(h_p, h_c) = 13,7 \text{ cm}$

On adopte: $h = 20 \text{ cm}$, $b = \frac{h}{4} = 5 \text{ cm}$