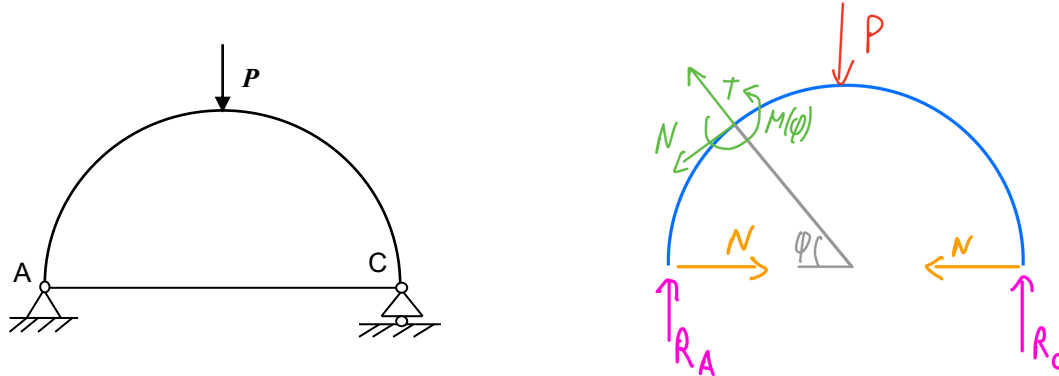


Problème1

1. Introduction



Le système est hyperstatique (intérieur) d'ordre 1, car le tirant AC ne peut transmettre qu'un effort de traction : $k = m + p - 2n = 2$ (barres) + 3 (ddl bloqués) - 2 x 2 (nœuds) = 1

2. Equilibre des forces et des moments externes pour trouver R_A et R_C

$$\sum F : R_A + R_C = P$$

$$\sum M_B : R_A R = R_C R$$

$$R_A = R_C = P/2$$

3. Moment de flexion $M(\varphi)$ en fonction de l'angle φ

$$\sum M_\varphi : M(\varphi) = R_A(R - R \cos\varphi) - N R \sin\varphi \quad \text{pour} \quad 0 \leq \varphi \leq \frac{\pi}{2}$$

$$\frac{\partial M(\varphi)}{\partial N} = -R \sin\varphi$$

4. Energie de déformation en flexion et en traction dans le tirant

$$dU = \frac{M^2}{2EI} dx$$

$$dU = \frac{N^2}{2EF} dx$$

5. Menabrea : $\frac{\partial U}{\partial N} = 0$.

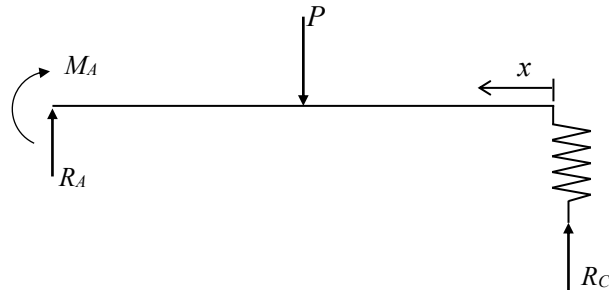
$$2 \frac{1}{EI} \int_0^{\frac{\pi}{2}} M \frac{\partial M}{\partial N} R d\varphi + \frac{1}{EF} \int_0^{2R} N dx = 0$$

Et finalement

$$N = P \frac{1}{\pi + \frac{4I}{R^2 F}} \quad N = P \frac{1}{\pi + \frac{4I}{R^2 F}}$$

Problème 2

1. Schéma et équilibre statique



$$\sum F : R_A + R_C = P$$

$$R_A = P - R_C$$

$$\sum M_D : M_A + R_A \frac{\ell}{2} = R_C \frac{\ell}{2}$$

$$M_A = \frac{\ell}{2}(2R_C - P)$$

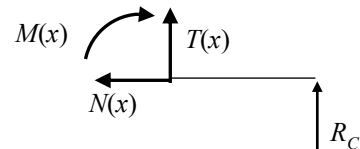
Le déplacement au point C étant nul, on peut appliquer le théorème de Menabrea, à condition de considérer l'énergie totale du système, y compris celle du ressort : $U = U_b + U_R$

$$\frac{\partial U}{\partial R_C} = \frac{\partial U_b}{\partial R_C} + \frac{\partial U_R}{\partial R_C}$$

2. Moment de flexion

$$0 \leq x \leq l/2$$

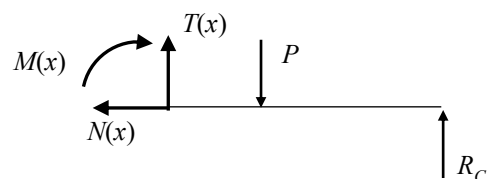
$$M(x) = R_C x$$



$$l/2 \leq x \leq l$$

$$M(x) = R_C x + P \left(\frac{\ell}{2} - x \right)$$

$$= x(R_C - P) + \frac{\ell P}{2}$$



3. Energie de déformation $U = U_b + U_R$

$$U_b = \frac{M_f^2}{2EI}$$

$$U_R = \frac{1}{2} \delta R_C = \frac{R_C^2}{2k}$$

4. Application du théorème de Menabrea

$$\frac{\partial U}{\partial R_C} = \frac{\partial U_b}{\partial R_C} + \frac{\partial U_R}{\partial R_C} = \frac{R}{EI} \int_0^{\frac{\ell}{2}} x^2 dx + \frac{1}{EI} \int_{\frac{\ell}{2}}^{\ell} \left(xR_C - \left(x - \frac{\ell}{2} \right) P \right) x dx + \frac{R_C}{k} = 0$$

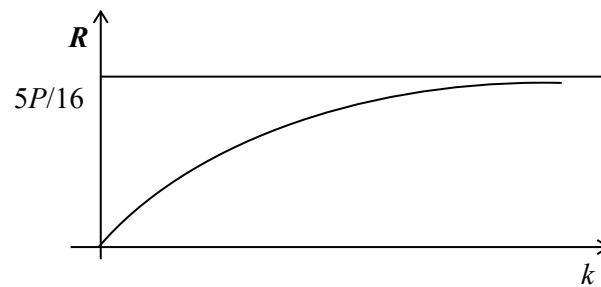
Et donc

$$\frac{\partial U}{\partial R_C} = \frac{R\ell^3}{3EI} - \frac{5P\ell^3}{48EI} + \frac{R_C}{k} = 0$$

5. Représentation de la fonction $R_C(k)$

$$R_C = \frac{5P}{16} \left(\frac{1}{1 + \frac{1}{k} \frac{3EI}{\ell^3}} \right) = \frac{5P\ell^3}{16} \frac{k\ell^3}{k\ell^3 + 3EI}$$

$$R_C(k=0) = 0 \quad \text{et} \quad R_C(k=\infty) = \frac{5P}{16}$$



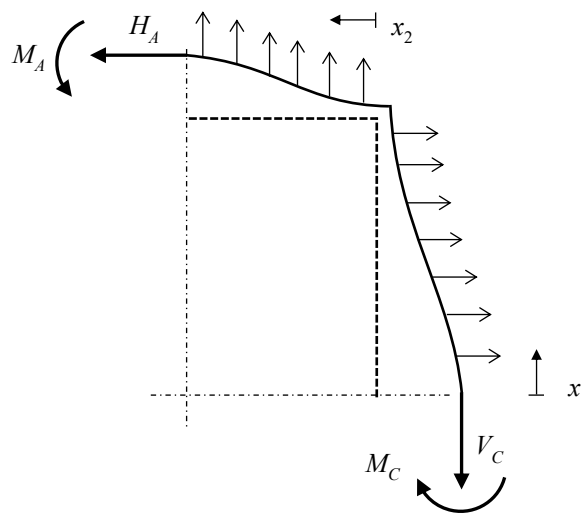
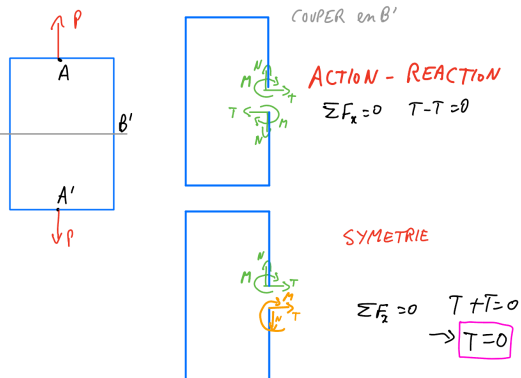
Problème 3

1. Schéma et équilibre statique :

Pour la double symétrie, le système est hyperstatique d'ordre $k = 3 - 2 = 1$
La symétrie permet de dire que $V_A = 0$ et que $H_C = 0$

En cours, nous avons une boucle avec deux forces P. Si on « coupe » en B', on peut dessiner 2 forces et un moment, et les mêmes forces dans le sens contraire par « action / réaction ». Si on exploite la symétrie, on voit que les forces perpendiculaires à la barre doivent être nulles en B'.

Même raisonnement ici pour dire que $V_A = 0$ et que $H_C = 0$



$$\sum F_H = 0 : H_A = q b$$

$$\sum F_V = 0 : V_C = q a$$

$$M_C = \text{hyperstatisme}$$

2. Tronçon CB de $0 \leq x_1 \leq b$

$$M(x) = M_C - q \frac{x_1^2}{2}$$

$$\frac{\partial M}{\partial M_C} = 1$$

3. Tronçon BA de $0 \leq x_2 \leq a$

$$M(x) = M_C - q \frac{b^2}{2} + V_C x_2 - q \frac{x_2^2}{2} = M_C - q \frac{b^2}{2} + q a x_2 - q \frac{x_2^2}{2}$$

$$\frac{\partial M}{\partial M_C} = 1$$

4. Application de Menabrea

$$\alpha_C = \frac{\partial U}{\partial M_C} = \frac{1}{EI} \int_0^b M \frac{\partial M}{\partial M_C} dx_1 + \frac{1}{EI} \int_0^a M \frac{\partial M}{\partial M_C} dx_2 = 0$$

Et donc

$$M_C = \frac{q}{6} (b^2 - 2a^2 + 2ab)$$

5. Représentation des diagrammes des efforts intérieurs

Application numérique :

$$\begin{aligned} M_C &= 1083,3 \text{ Nm} \\ M_B &= -1166,7 \text{ Nm} \\ M_A &= -166,7 \text{ Nm} \end{aligned}$$

