

Soit la même poutre que celle de l'exercice 1 du TD4. Elle est de section rectangulaire (l dans la direction E, h dans la direction J), de module de Young E.

- a) Calculez le déplacement du point C dans la direction J.

Alors avions pour $H_1 / \vec{AH}_1 = \alpha_1 \vec{\epsilon}$

$$\left\{ \begin{array}{l} N_1 = 0 \\ T_{y1} = -F \\ \Gamma_{y31} = -G - F(l - x_1) \end{array} \right.$$

Pours avions pour $H_2 / \vec{AH}_2 = \alpha_2 \vec{\epsilon}$

$$\left\{ \begin{array}{l} N_2 = 0 \\ T_{y2} = 0 \\ \Gamma_{y32} = -G \end{array} \right.$$

$$\vec{u}_c = \vec{u}_A + \vec{\omega}_A \wedge \vec{AC} + \int_A^B \frac{T_{y1}}{G S_y} \vec{z} dx_1 + \int_B^C \frac{T_{y2}}{G S_y} \vec{z} dx_2 \\ + \int_A^B \frac{P f_{31}}{E I_{H_3}} \vec{z} \wedge \vec{H_1 C} dx_1 + \int_B^C \frac{P f_{32}}{E I_{H_3}} \vec{z} \wedge \vec{H_2 C} dx_2$$

La liaison enca斯特rement implique que $\begin{cases} \vec{u}_A = 0 \\ \vec{\omega}_A = 0 \end{cases}$

$$T_{y2} = 0$$

$$\int_A^B \frac{T_{y1}}{G S_y} \vec{z} dx_1 \text{ est négligeable devant } \int_A^B \frac{P f_{31}}{E I_{H_3}} \vec{z} \wedge \vec{H_1 C} dx_1$$

$$\text{donc } \vec{u}_c = \int_A^B \frac{-\epsilon - F(l-x_1)}{E I_{H_3}} \vec{z} \wedge (2l-x_1) \vec{i} dx_1$$

$$+ \int_B^C \frac{-\epsilon}{E I_{H_3}} \vec{z} \wedge (2l-x_2) \vec{i} dx_2$$

$$\vec{u}_c - \vec{z} = \frac{1}{E I} \int_0^l [-\epsilon - F(l-x_1)] [2l-x_1] dx_1 \\ + \frac{1}{E I} \int_l^2 [-\epsilon] [2l-x_2] dx_2$$

$$\vec{u}_c - \vec{z} = \frac{1}{E I} \left[\left[-\frac{5}{6} Fl^3 - \frac{3}{2} \epsilon l^2 \right] + \left[-\frac{1}{2} \epsilon l^2 \right] \right]$$

$$= \frac{1}{E I} \left[-\frac{5}{6} Fl^3 - 2 \epsilon l^2 \right]$$

2) Calculez la rotation du point c par la méthode énergétique

Par définition $\frac{\partial W_{int}}{\partial \vec{e}} = \vec{\omega}_c \cdot \frac{\vec{e}}{\|\vec{e}\|}$

$$W_{int} = \frac{1}{2} \left[\int_A^B \left(\underbrace{\frac{T_{y_1}^2}{G S_y} + \frac{M_{y_3}^2}{E I_{y_3}}} \right) dx_1 + \int_B^C \frac{M_{y_3}^2}{E I_{y_3}} dx_2 \right]$$

negligable

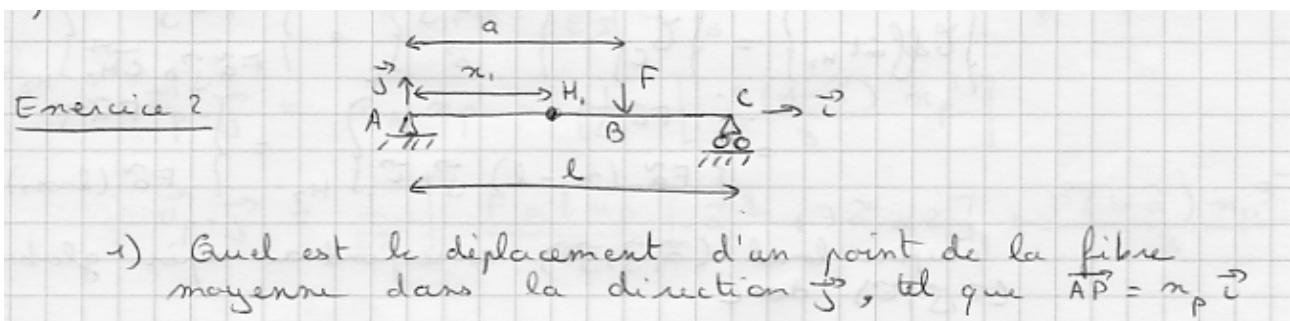
$$\frac{\partial W_{int}}{\partial \vec{e}} = \int_A^B \frac{M_{y_3}}{E I_{y_3}} \frac{\partial M_{y_3}}{\partial \vec{e}} dx_1 + \int_B^C \frac{M_{y_3}}{E I_{y_3}} \frac{\partial M_{y_3}}{\partial \vec{e}} dx_2$$

$$G \cdot \frac{\partial M_{y_3}}{\partial \vec{e}} = -1 \quad \text{et} \quad \frac{\partial M_{y_3}}{\partial \vec{e}} = -1$$

$$\frac{\partial W_{int}}{\partial \vec{e}} = \frac{1}{EI} \int_0^l [-\vec{e} - F(l-x_1)](-1) dx_1 + \frac{1}{EI} \int_l^{2l} [-\vec{e}](-1) dx_2$$

$$\vec{\omega}_c \cdot (-\vec{l}) = \frac{1}{EI} \left[\vec{e}l + \frac{1}{2} Fl^2 \right] + \frac{1}{EI} \vec{e}l$$

$$\vec{\omega}_c \cdot \vec{l} = \frac{1}{EI} \left(-2\vec{e}l - \frac{1}{2} Fl^2 \right)$$



Il nous faut utiliser les formules de Bresse
 Il nous faut les termes des effets intérieurs
 Il nous faut les réactions aux liaisons.

bilan des actions

liaison appui simple en A $\{ \tau_A \} = \left\{ \begin{array}{l} \vec{\tau}_1 \\ \vec{\tau}_2 \end{array} \right\} \Rightarrow \{ \tau_A \}$

liaison appui sur rouleau de marante C $\vec{\tau}$

$$\{ \tau_C \} = \left\{ \begin{array}{l} R_3 \vec{\tau} \\ \vec{\sigma} \end{array} \right\}_C$$

changement $\{ \tau_B \} = \left\{ \begin{array}{l} -F \vec{\tau} \\ \vec{\sigma} \end{array} \right\}_B$

L'équilibre donne $\Sigma \{ \tau \} = \{ \tau_A \} + \{ \tau_B \} + \{ \tau_C \} = \{ 0 \}$

Soit le système

$$\begin{cases} R_1 = 0 \\ R_2 + R_3 - F = 0 \\ R_3 l - Fa = 0 \end{cases}$$

d'où

$$\begin{cases} R_1 = 0 \\ R_2 = F(1-\tilde{\alpha}) \\ R_3 = F \frac{\alpha}{l} = F\tilde{\alpha} \end{cases}$$

- tenseur des effets intérieurs

On oriente la poutre de A vers C

* Soit $H_1 / \overrightarrow{AH_1} = \alpha_1 \vec{z}$

$$\begin{aligned} \left\{ \mathbf{G}_{\text{eff int } H_1} \right\} &= - \left\{ \mathbf{G}_A \right\} = \left\{ \begin{array}{c} -F(1-\tilde{\alpha}) \vec{z} \\ \vec{0} \\ \vec{z} \end{array} \right\}_A \\ &= \left\{ \begin{array}{c} F(\tilde{\alpha}-1) \vec{z} \\ \vec{0} \\ F(\tilde{\alpha}-1) \vec{z} \end{array} \right\}_{H_1} = \left\{ \begin{array}{c} F(\tilde{\alpha}-1) \vec{z} \\ -F(\tilde{\alpha}-1)(\alpha_1) \vec{k} \\ \vec{0} \end{array} \right\}_{H_1} \end{aligned}$$

le repère local $(\vec{x}, \vec{y}, \vec{z})$ correspond au repère global $(\vec{x}, \vec{y}, \vec{z})$ donc

$$\begin{cases} N_1 = 0 \\ T_{y_1} = F(\tilde{\alpha}-1) \\ T_{z_1} = F(1-\tilde{\alpha}) \alpha_1 \end{cases}$$

* Soit $H_2 / \overrightarrow{AH_2} = \alpha_2 \vec{z}$

$$\begin{aligned} \left\{ \mathbf{G}_{\text{eff int } H_2} \right\} &= \left\{ \mathbf{G}_C \right\} = \left\{ \begin{array}{c} F\tilde{\alpha} \vec{z} \\ \vec{0} \\ \vec{z} \end{array} \right\}_C = \left\{ \begin{array}{c} F\tilde{\alpha} \vec{z} \\ F\tilde{\alpha} \vec{z} \cap \overrightarrow{CH_2} \\ F\tilde{\alpha} \vec{z} \end{array} \right\}_{H_2} \\ &= \left\{ \begin{array}{c} F\tilde{\alpha} \vec{z} \\ F\tilde{\alpha} (\alpha_2 - l) \vec{z} \cap \vec{v} \\ F\tilde{\alpha} (\alpha_2 - l) \vec{z} \end{array} \right\}_{H_2} = \left\{ \begin{array}{c} F\tilde{\alpha} \vec{z} \\ F\tilde{\alpha} (l - \alpha_2) \vec{E} \\ F\tilde{\alpha} (l - \alpha_2) \vec{E} \end{array} \right\}_{H_2} \end{aligned}$$

le repère local $(\vec{x}, \vec{y}, \vec{z})$ correspond au repère global $(\vec{x}, \vec{y}, \vec{z})$ donc

$$\begin{cases} N_2 = 0 \\ T_{y_2} = F\tilde{\alpha} \\ T_{z_2} = F\tilde{\alpha} (l - \alpha_2) \end{cases}$$

- Déplacement d'un point P / $\overrightarrow{AP} = x_p \vec{z}$

les deux données qui positionnent la poutre dans l'espace sont $\vec{v}_A = 0$ et $\vec{v}_C = 0$

L'équation de Bresse les lieants :

$$\vec{v}_C = \vec{v}_A + \vec{\omega}_A \cdot \vec{n} \cdot \vec{AC} + \int_A^C \frac{M_B}{EI} \vec{z} \cdot \vec{n} \cdot \vec{H_C} dx$$

permet de calculer $\vec{\omega}_A$, que l'on peut ensuite utiliser dans le calcul de \vec{v}_P :

$$\vec{v}_P = \vec{\omega}_A \cdot \vec{n} \cdot \vec{AP} + \int_A^P \frac{M_B}{EI} \vec{z} \cdot \vec{n} \cdot \vec{H_P} dx,$$

$$\text{avec } \vec{\omega} = \vec{\omega} + \vec{\omega}_A \cdot \vec{n} \cdot \vec{l} + \frac{1}{EI} \int_0^a F(1-\tilde{x}) x_1 \vec{z} \cdot \vec{n} (l-x_1)^2 dx_1 \\ + \frac{1}{EI} \int_a^l F \tilde{x} (l-x_2) \vec{z} \cdot \vec{n} (l-x_2)^2 dx_2$$

$$= \omega_A l \vec{z} + \frac{1}{EI} \int_0^a F(1-\tilde{x}) x_1 (l-x_1) dx_1 \\ + \frac{1}{EI} \int_a^l F \tilde{x} (l-x_2) dx_2$$

$$= \omega_A l = \frac{1}{EI} \left[\frac{1}{6l} Fa^2 (-5al + 2a^2 + 3l^2) \right] \\ + \frac{1}{EI} \left[\frac{1}{3l} Fa (l^3 - 3al^2 + 3la^2 - a^3) \right]$$

$$= \omega_A = \frac{Fa l}{6EI} (\tilde{a}^2 - 3\tilde{a} + 2)$$

$$\vec{v}_P = \omega_A \vec{n} \cdot n_p \vec{z} + \frac{1}{EI} \int_0^{n_p} (-F(\tilde{x}-1)x_1) \vec{z} \cdot \vec{n} (n_p - x_1) \vec{z} dx_1$$

$$= \omega_A n_p \vec{z} + \frac{1}{EI} \int_0^{n_p} F(1-\tilde{x}) x_1 (n_p - x_1) dx_1$$

$$\vec{v}_P \cdot \vec{z} = \omega_A n_p + \frac{1}{EI} \left[\frac{F(1-\tilde{a}) n_p^3}{3} \right]$$

$$\vec{v}_P \cdot \vec{z} = \frac{1}{EI} \left[\frac{Fa l n_p}{6} [-\tilde{a}^2 + 3\tilde{a} - 2] + \frac{F(1-\tilde{a}) n_p^3}{3} \right]$$