

# Correction du controle de mécanique

ISA BTP Première année.

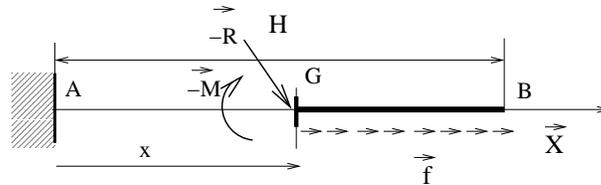
26 juin 2002.

## 1 Chargement combiné sur une barre :

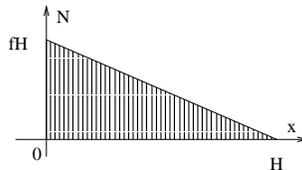
### 1.1 Chargements simples :

#### 1.1.1 Cas de charge 1 :

Calcul des sollicitations : On isole  $\Omega^+$  :



$$-\vec{R} + f(H-x)\vec{X} = 0 \Rightarrow \begin{cases} N = f(H-x) \\ V_y = 0 \end{cases} \text{ et } \vec{M} = \vec{0}$$



**Calcul de la déformée :**  $\varepsilon_{xx} = \frac{dU_x}{dx} = \frac{N}{EA}$  soit  $U_x(x) = \frac{f}{EA} \left( Hx - \frac{x^2}{2} \right) + C_1$  avec  $U_x(0) = 0$  soit  $C_1 = 0$

on obtient donc :

$$U_x(x) = \frac{f}{EA} \left( Hx - \frac{x^2}{2} \right)$$

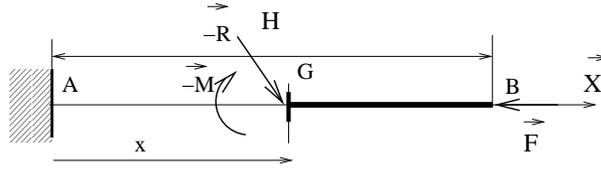
et

$$\delta_B = \frac{f}{EA} \frac{H^2}{2}$$

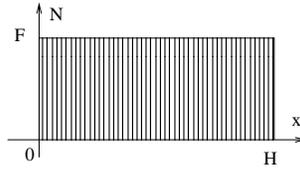
#### 1.1.2 Cas de charge 2 :

Calcul des sollicitations :

On isole  $\Omega^+$  :



$$-\vec{R} + F\vec{X} = 0 \Rightarrow \begin{cases} N = F \\ V_y = 0 \end{cases} \text{ et } \vec{M} = \vec{0}$$



**Calcul de la déformée :**  $\varepsilon_{xx} = \frac{dU_x}{dx} = \frac{N}{EA}$  soit  $U_x(x) = \frac{F}{EA}x + C_1$  avec  $U_x(0) = 0$  soit  $C_1 = 0$   
on obtient donc :

$$U_x(x) = \frac{F}{EA}x$$

et

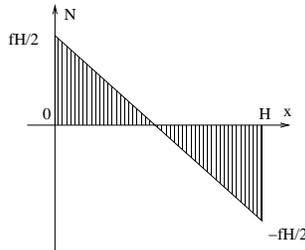
$$\delta_B = \frac{F}{EA}H$$

## 1.2 Charge combinée :

**Calcul de F :**  $\delta_B = \frac{1}{EA} \left( f\frac{H^2}{2} + FH \right) = 0$  soit :

$$F = -f\frac{H}{2}$$

**Sollicitations et diagrammes :**  $N = f(H - x) - f\frac{H}{2}$  soit  $N = f\left(\frac{H}{2} - x\right)$ ,  $V_y = 0$ ,  $M_{fz} = 0$



**Diamètre de la barre :** La condition de résistance est :  $\frac{N_{max}}{A} < \sigma_e$  avec  $A = \Pi\frac{D^2}{4}$  et  $N_{max} = f\frac{H}{2}$ . On obtient donc :

$$D > \sqrt{\frac{4fH}{\Pi 2\sigma_e}} \simeq 6,31cm$$

## 2 Poutre en porte à faux :

### 2.1 Calcul des réactions d'appui :

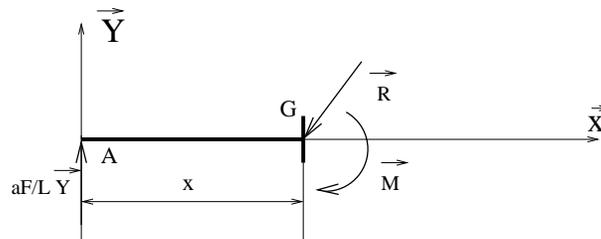
Equation de moment en A :  $L\vec{X} \wedge Y_B\vec{Y} + (L+a)\vec{X} \wedge F\vec{Y} = 0$  soit :  $Y_B = -\frac{L+a}{L}F$

Projection de la résultante sur l'axe  $\vec{Y}$  :  $Y_A + Y_B + F = 0$  soit :  $Y_A = \frac{a}{L}F$

### 2.2 Sollicitations et diagrammes :

#### 2.2.1 $G \in [AB]$ :

Isolons  $\Omega^-$  :

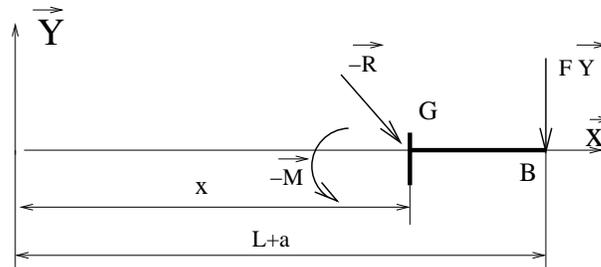


$$\vec{R} + \frac{a}{L}F\vec{Y} = 0 \Rightarrow \begin{cases} N = 0 \\ V_y = -\frac{a}{L}F \end{cases}$$

et  $\vec{M} - x\vec{X} \wedge \frac{a}{L}F\vec{Y} = \vec{0} \Rightarrow M_{fz} = \frac{a}{L}Fx$

#### 2.2.2 $G \in [BC]$ :

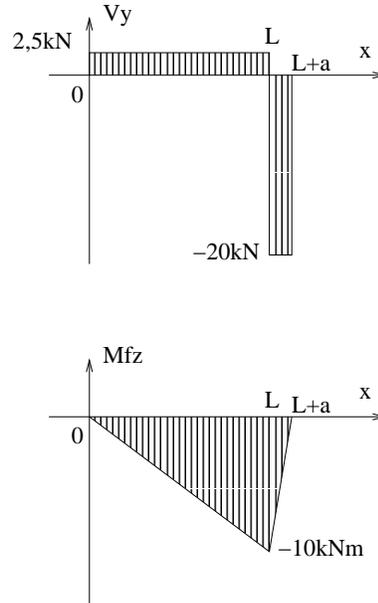
Isolons  $\Omega^+$  :



$$-\vec{R} + F\vec{Y} = 0 \Rightarrow \begin{cases} N = 0 \\ V_y = F \end{cases}$$

et  $-\vec{M} + (L+a-x)\vec{X} \wedge F\vec{Y} = \vec{0} \Rightarrow M_{fz} = F(L+a-x)$

### 2.2.3 Diagrammes :



### 2.2.4 Calcul de la hauteur :

La condition de résistance est  $\frac{|Mf|_{max} h}{I_{Gz}} < \sigma_e$   
 avec  $I_{Gz} = \frac{bh^3}{12}$  et  $|Mf|_{max} = -aF$  on obtient :  $\frac{-12aF h}{bh^3} < \sigma_e$  soit :

$$h > \sqrt{\frac{-6aF}{b\sigma_e}} \simeq 27,4cm$$

### 2.2.5 Déformée entre A et B :

$EI_{Gz} \frac{d^2Y}{dx^2} = \frac{a}{L}Fx$  soit :  $EI_{Gz} \frac{dY}{dx} = \frac{a}{L}F \frac{x^2}{2} + C_1$  et  $EI_{Gz}Y = \frac{a}{L}F \frac{x^3}{6} + C_1x + C_2$  avec  $Y(0) = 0 \Rightarrow C_2 = 0$  et  $Y(L) = 0 \Rightarrow C_1 = -aF \frac{L}{6}$

$$Y(x) = \frac{a}{6EI_{Gz}L}F(x^3 - L^2x) = \frac{a}{6EI_{Gz}L}Fx(x-L)(x+L)$$

et  $\frac{dY}{dx} = \frac{a}{6EI_{Gz}L}F(3x^2 - L^2)$  s'annule en  $x = \frac{L}{\sqrt{3}}$

$$\delta = Y\left(\frac{L}{\sqrt{3}}\right) = -\frac{a}{9\sqrt{3}EI_{Gz}}FL^2 \simeq 0,75mm$$

## 3 Vérification d'une poutre IPN 300.

Pour le problème posé,  $|Mf|_{max} = |q| \frac{L^2}{8}$  et la condition de résistance est  $\frac{|Mf|_{max}}{I_{Gz}} < \sigma_e$  dans l'extrait de catalogue, on repère  $\frac{I_{Gz}}{v} = \frac{I_x}{V_x} = 653cm^3$

$$|q| < \frac{8\sigma_e I_x}{L^2 V_x} \simeq 78,36kN$$