

Exercice 1 : Considérons une poutre plane articulée – appuyée représentée à la figure 1. Nous supposerons que le point A est l'origine du repère global auquel est rapportée la poutre. La poutre est soumise à une charge ponctuelle au point C milieu de AB = L.

- 1- Calculer les composantes des efforts de liaison (réactions d'appuis) en A et en B.
- 2- Calculer les efforts intérieurs en considérant les deux tronçons [AC] et [CB].
- 3- Représenter graphiquement ces efforts en fonction de l'abscisse x.

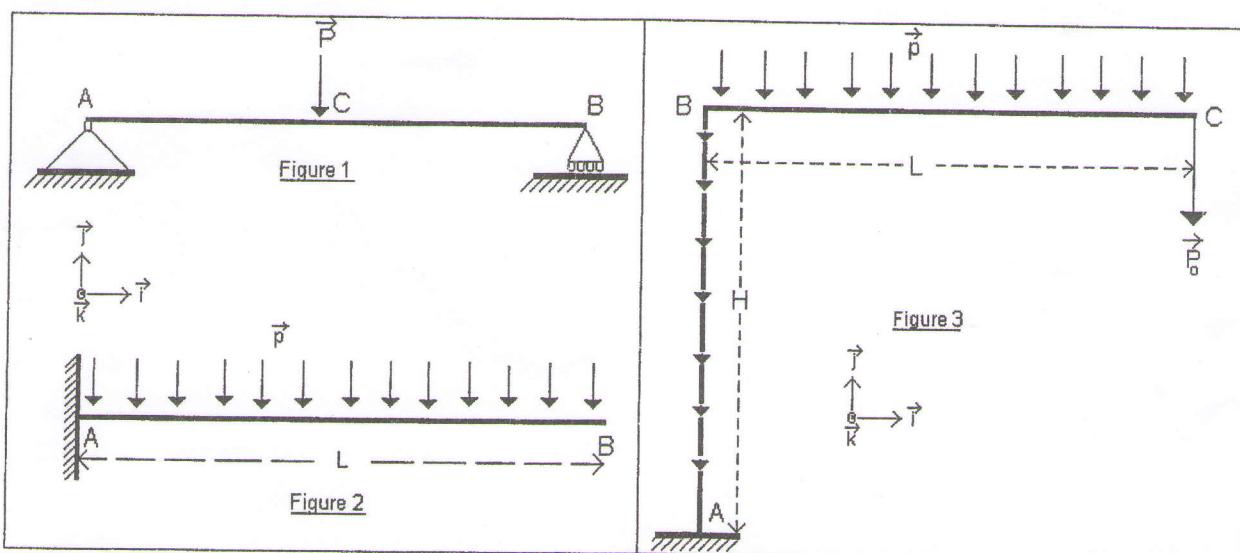
Exercice 2 : Une poutre encastrée en son extrémité A est soumise sur toute sa longueur L à l'action d'une charge uniformément répartie de densité linéique \vec{p} (voir figure 2). On donne le module d'Young longitudinal E du matériau de base de la poutre et le moment quadratique I_z de sa section droite.

- 1- Calculer les composantes de l'effort et du moment de liaison en A.
- 2- Calculer les efforts intérieurs qui s'exercent sur la poutre.
- 3- En déduire l'équation de la déformée.
- 4- Calculer la flèche et l'angle de rotation en B.

Exercice 3 : On considère la structure de la figure 3 qui est représentative d'une grue. Elle est encastrée en A, soumise à son propre poids et au poids \vec{P}_0 d'une masse qui est accrochée au point C. On donne :

- Le poids linéique \vec{p} de la poutre.
- AB= H, BC= L et A est l'origine du repère global auquel est rapportée la structure.
- 1-Calculer les composantes X_A et Y_A de l'effort et M_A du moment de liaison en A.
- 2-Calculer les efforts intérieurs (de cohésion) qui s'exercent sur la structure.
- 3-Ecrire et vérifier les équations d'équilibre local de la structure étudiée. Ces équations sont données par :

$$\frac{dN}{ds} - \frac{T_y}{R} + p_x = 0, \quad \frac{dT_y}{ds} + \frac{N}{R} + p_y = 0 \quad \text{et} \quad \frac{dM_z}{ds} + T_y + m_z = 0$$



Barème : Exercice 1 : 06 Pts Exercice 2 : 07 Pts Exercice 3 : 07 pts

Correction de l'examen de RDM - Génie civil . 2^{ème} année ST
2010 - 2011

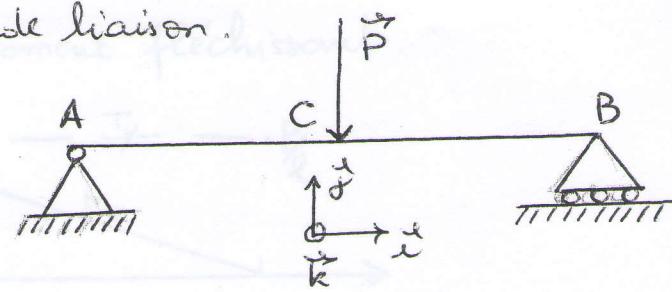
Exercice 1:

1^o Calcul des composantes des efforts de liaison.

$$\left\{ \begin{array}{l} \vec{\varepsilon}_A^L \\ 0 \end{array} \right\}_A = \left\{ \begin{array}{l} X_A \vec{i} + Y_A \vec{j} \\ 0 \end{array} \right\}_A$$

$$\left\{ \begin{array}{l} \vec{\varepsilon}_B^L \\ 0 \end{array} \right\}_B = \left\{ \begin{array}{l} Y_B \vec{j} \\ 0 \end{array} \right\}_B$$

$$\left\{ \begin{array}{l} \vec{\varepsilon}_C^L \\ 0 \end{array} \right\}_C = \left\{ \begin{array}{l} -P \vec{j} \\ 0 \end{array} \right\}_C$$



Principe fondamental de la statique écrit au point A = origine du repère global:

$$\left\{ \begin{array}{l} X_A \vec{i} + Y_A \vec{j} \\ 0 \end{array} \right\}_A + \left\{ \begin{array}{l} Y_B \vec{j} \\ 0 \end{array} \right\}_A + \left\{ \begin{array}{l} -P \vec{j} \\ 0 \end{array} \right\}_A = \left\{ \begin{array}{l} \vec{0} \\ 0 \end{array} \right\}$$

$$\vec{AB} = L \vec{i} \quad \vec{AC} = \frac{L}{2} \vec{i} \quad \text{d'où :}$$

$$\left\{ \begin{array}{l} X_A \vec{i} + Y_A \vec{j} \\ 0 \end{array} \right\}_A + \left\{ \begin{array}{l} Y_B \vec{j} \\ L Y_B \vec{k} \end{array} \right\}_A + \left\{ \begin{array}{l} -P \vec{j} \\ -\frac{PL}{2} \vec{k} \end{array} \right\} = \left\{ \begin{array}{l} \vec{0} \\ 0 \end{array} \right\}$$

ce qui donne :

$$X_A = 0$$

$$Y_A + Y_B - P = 0 \Rightarrow$$

$$LY_B - \frac{PL}{2} = 0$$

$X_A = 0$
$Y_B = \frac{P}{2}$
$Y_A = \frac{P}{2}$

$$R_A = \frac{P}{2} \vec{j} \quad R_B = \frac{P}{2} \vec{j}$$

2^o Efforts intérieurs (de-cohésion).

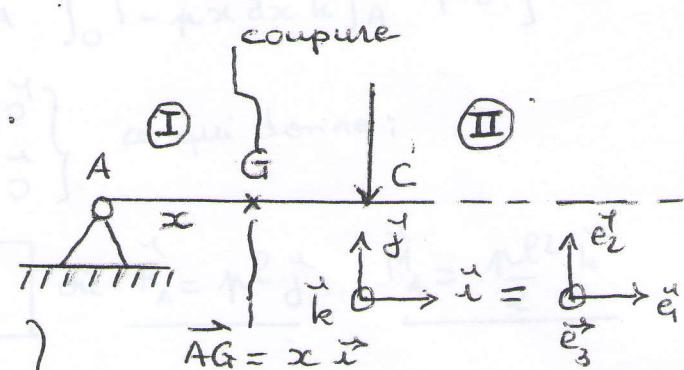
Tronçon AC :

$$\left\{ \begin{array}{l} \vec{\varepsilon}_{int}^I \\ 0 \end{array} \right\} = - \left\{ \vec{\varepsilon}_{ext}^I \rightarrow I \right\} = - \left\{ \vec{\varepsilon}_A^L \right\}_G$$

$$= - \left\{ \begin{array}{l} X_A \vec{i} + Y_A \vec{j} \\ G A \wedge (X_A \vec{i} + Y_A \vec{j}) \end{array} \right\}_G = - \left\{ \begin{array}{l} \frac{P}{2} \vec{j} \\ -x \frac{P}{2} \vec{k} \end{array} \right\}_G$$

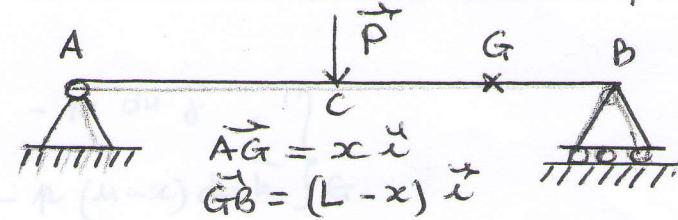
$$\left\{ \begin{array}{l} \vec{\varepsilon}_{int}^I \\ 0 \end{array} \right\} = \left\{ \begin{array}{l} -\frac{P}{2} \vec{e}_2 \\ + \frac{P}{2} x \vec{e}_3 \end{array} \right\}_G \quad \text{d'où :}$$

$N = 0$	$T_y = -\frac{P}{2}$	$M_z = +\frac{P}{2} x$
---------	----------------------	------------------------



Tronçon CB

$$\left\{ \begin{array}{l} \vec{\varepsilon}_{int}^II \\ 0 \end{array} \right\} = \left\{ \vec{\varepsilon}_{ext}^II \rightarrow II \right\} = \left\{ \vec{\varepsilon}_B^L \right\}_G$$

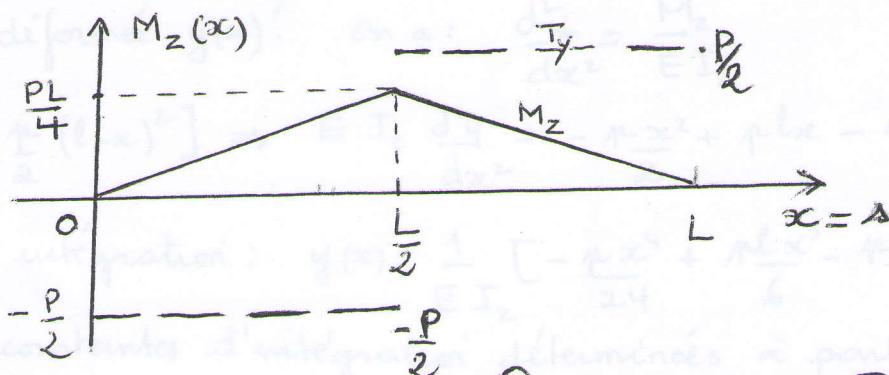


$$\vec{AG} = x \vec{i} \quad \vec{GB} = (L - x) \vec{i}$$

$$\{\tilde{\tau}_{\text{ext}}\} = \left\{ \begin{array}{c} \tau_B \\ \tilde{\tau}_{GB \wedge Y_B} \end{array} \right\}_G = \left\{ \begin{array}{c} \tilde{\tau}^0 \\ \frac{P}{2}(L-x) \end{array} \right\}_G = \left\{ \begin{array}{c} \tilde{\tau}^0 \\ \frac{P}{2}(L-x) e_3 \end{array} \right\}_G$$

d'où: $N=0 \quad T_y = \frac{P}{2} \quad M_z = \frac{P}{2}(L-x)$

3°. Représentation graphique du moment fléchissant:



Exercice 2:

① Composantes des efforts de liaison

$$\{\tilde{\tau}_A\} = \left\{ \begin{array}{c} X_A \hat{i} + Y_A \hat{j} \\ M_A \hat{k} \end{array} \right\}_A$$

$$d\{\tilde{\tau}_G\} = \left\{ \begin{array}{c} -p dx \hat{j} \\ 0 \end{array} \right\}_G$$

en A, $d\{\tilde{\tau}_G\}_A = \left\{ \begin{array}{c} -p dx \hat{j} \\ AG \wedge (-p dx \hat{j}) \end{array} \right\}_A$ d'où: $d\{\tilde{\tau}_G\}_A = \left\{ \begin{array}{c} -p dx \hat{j} \\ -p x dx \hat{k} \end{array} \right\}_A$

$$AG = x \hat{i}$$

Le PFS en A s'écrit: $\left\{ \begin{array}{c} X_A \hat{i} + Y_A \hat{j} \\ M_A \hat{k} \end{array} \right\}_A + \int_0^l \left\{ \begin{array}{c} -p dx \hat{j} \\ -p x dx \hat{k} \end{array} \right\}_A = \left\{ \begin{array}{c} 0 \\ 0 \end{array} \right\}$

s'écrit: $\left\{ \begin{array}{c} X_A \hat{i} + Y_A \hat{j} \\ M_A \hat{k} \end{array} \right\}_A + \left\{ \begin{array}{c} 0 \\ -\frac{pl^2}{2} \hat{k} \end{array} \right\} = \left\{ \begin{array}{c} 0 \\ u \\ 0 \end{array} \right\}$ ce qui donne:

$X_A = 0$	$Y_A = pl$	$M_A = \frac{pl^2}{2}$	où $R_A = pl \hat{j}$	$M_A = \frac{pl^2}{2} \hat{k}$
-----------	------------	------------------------	-----------------------	--------------------------------

② Efforts intérieurs (de cohésion) (voir coupe sur figure).

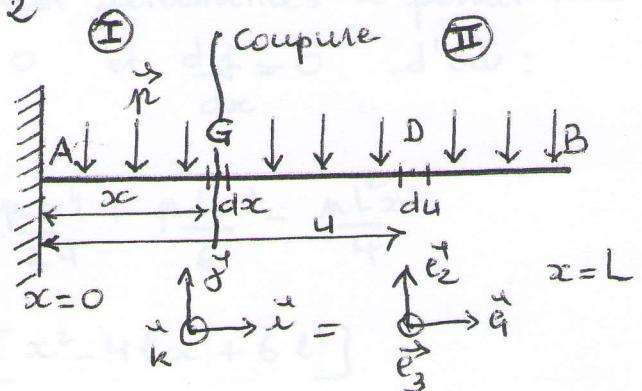
$$\{\tilde{\tau}_{\text{int}}\} = \{\tilde{\tau}_{\text{ext} \rightarrow II}\} = \int_x^l d\{\tilde{\tau}_D^c\}_G$$

$$d\{\tilde{\tau}_D^c\} = \left\{ \begin{array}{c} -p du \hat{j} \\ 0 \end{array} \right\}$$

et $d\{\tilde{\tau}_D^c\}_G = \left\{ \begin{array}{c} -p du \hat{j} \\ GD \wedge (-p du \hat{j}) \end{array} \right\}_G = \left\{ \begin{array}{c} -p du \hat{j} \\ -p(u-x)du \hat{k} \end{array} \right\}_G$

$$GD = (u-x) \hat{i}$$

(2)



$$\left\{ \begin{aligned} \tilde{\Sigma}_{int} \end{aligned} \right\} = \int_x \left\{ \begin{aligned} -r \cdots s \\ -p(x-x) dx \end{aligned} \right\} = \left\{ \begin{aligned} -1 \cdots 0 \\ -\frac{p}{2} (l-x)^2 \end{aligned} \right\}_G = \left\{ \begin{aligned} -1 \cdots 0 \\ -\frac{p}{2} (l-x)^2 \tilde{e}_3 \end{aligned} \right\}_G$$

On obtient:

$N=0$	$T_y = -p(l-x)$	$M_z = -\frac{p}{2}(l-x)^2$
-------	-----------------	-----------------------------

③ Équation de la déformée $y(x)$? on a: $\frac{d^2y}{dx^2} = \frac{M_z}{EI_z}$

soit $\frac{d^2y}{dx^2} = \frac{1}{EI_z} \left[-\frac{p}{2}(l-x)^2 \right] \Rightarrow EI_z \frac{d^2y}{dx^2} = -\frac{px^2}{2} + ptx - \frac{pl^2}{2}$

Après une double intégration: $y(x) = \frac{1}{EI_z} \left[-\frac{px^4}{24} + \frac{px^3}{6} - \frac{pl^2x^2}{4} + c_1x + c_2 \right]$

c_1 et c_2 sont des constantes d'intégration déterminées à partir des conditions aux limites: en A $y=0$ et $\frac{dy}{dx}=0$ d'où:

$$c_2=0 \text{ et } c_1=0$$

En définitif: $y(x) = \frac{1}{EI_z} \left[-\frac{px^4}{24} + \frac{pl^2x^3}{6} - \frac{pl^2x^2}{4} \right]$

$$y(x) = -\frac{px^2}{24EI_z} [x^2 - 4lx + 6l^2]$$

④ La flèche en B: $x=L$ $y_B = -\frac{pl^4}{8EI_z}$

L'angle de rotation en B: $\theta_B = \left(\frac{dy}{dx} \right)_{x=L} = -\frac{pl^3}{6EI_z}$

Dès lors l'équation:

$$x_A = 0$$

$$y_A - p(H+L) - P_0 = 0 \Rightarrow$$

$$M_A = \frac{pl^2}{2} - P_0 L = 0$$

$x_A = 0$
$X = p(H+L) + P_0$
$M_A = \frac{pl^2}{2} + P_0 L$

La réaction d'appui en A: $R_A = [p(H+L) + P_0]$

Son moment: $M_A = \left(\frac{pl^2}{2} + P_0 L \right)$

Exercice 3:

12) Composantes des efforts de liaison
abscisse curviligne δ :

Segment AB: $s = y$

Segment BC: $s = H + x$

$$\left\{ \begin{array}{l} \bar{z}_A^L \\ \bar{z}_G^L \end{array} \right\} = \left\{ \begin{array}{l} -\mu ds \hat{\delta} \\ 0 \end{array} \right\}$$

$$d\left\{ \begin{array}{l} \bar{z}_G^c \\ \bar{z}_C^c \end{array} \right\} = \left\{ \begin{array}{l} -\mu ds \hat{\delta} \\ 0 \end{array} \right\}_G$$

$$\left\{ \begin{array}{l} \bar{z}_C^c \\ 0 \end{array} \right\}_C = \left\{ \begin{array}{l} -P_o \hat{\delta} \\ 0 \end{array} \right\}_C$$

On applique le PFS en A.

$$d\left\{ \begin{array}{l} \bar{z}_G^c \\ \bar{z}_A^c \end{array} \right\}_A = \left\{ \begin{array}{l} -\mu ds \hat{\delta} \\ \bar{A}\bar{G} \wedge (-\mu ds) \hat{\delta} \end{array} \right\}_A =$$

$$\text{Segment AB} \quad \bar{A}\bar{G} = y \hat{j} \quad d\left\{ \begin{array}{l} \bar{z}_A^c \\ 0 \end{array} \right\}_A = \left\{ \begin{array}{l} -\mu dy \hat{\delta} \\ 0 \end{array} \right\}_A$$

$$\text{Segment BC: } \bar{A}\bar{G} = \bar{A}\bar{B} + \bar{B}\bar{G} = H \hat{j} + x \hat{i} \quad d\left\{ \begin{array}{l} \bar{z}_G^c \\ \bar{z}_A^c \end{array} \right\}_A = \left\{ \begin{array}{l} -\mu dx \hat{\delta} \\ -\mu x dx \hat{k} \end{array} \right\}_A$$

$$\left\{ \begin{array}{l} \bar{z}_C^c \\ \bar{A}\bar{C} \wedge (-P_o \hat{\delta}) \end{array} \right\}_A = \left\{ \begin{array}{l} -P_o \hat{\delta} \\ -P_o L \hat{k} \end{array} \right\}_A$$

Le PFS s'écrit alors par:

$$\left\{ \begin{array}{l} X_A \hat{i} + Y_A \hat{j} \\ M_A \hat{k} \end{array} \right\}_A + \left\{ \begin{array}{l} -P_o \hat{\delta} \\ -P_o L \hat{k} \end{array} \right\}_A + \int_0^H \left\{ \begin{array}{l} -\mu dy \hat{\delta} \\ 0 \end{array} \right\}_A + \int_0^L \left\{ \begin{array}{l} -\mu dx \hat{\delta} \\ -\mu x dx \hat{k} \end{array} \right\}_A = \left\{ \begin{array}{l} 0 \\ 0 \end{array} \right\}$$

$$\left\{ \begin{array}{l} X_A \hat{i} + Y_A \hat{j} \\ M_A \hat{k} \end{array} \right\}_A + \left\{ \begin{array}{l} -P_o \hat{\delta} \\ -P_o L \hat{k} \end{array} \right\}_A + \left\{ \begin{array}{l} -\mu H \hat{\delta} \\ 0 \end{array} \right\}_A + \left\{ \begin{array}{l} -\mu L \\ -\mu \frac{L^2}{2} \end{array} \right\}_A = \left\{ \begin{array}{l} 0 \\ 0 \end{array} \right\}$$

d'où les équations:

$$X_A = 0$$

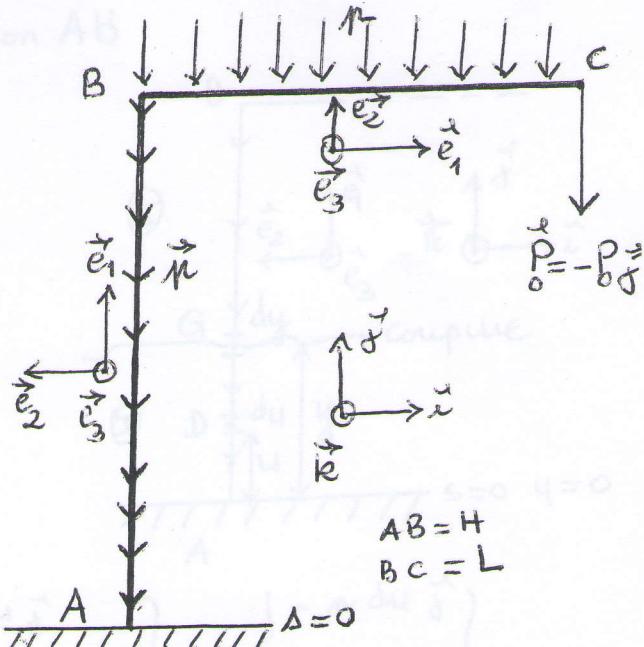
$$Y_A - \mu(H+L) - P_o = 0 \Rightarrow$$

$$M_A - \mu \frac{L^2}{2} - P_o L = 0$$

$X_A = 0$
$Y_A = \mu(H+L) + P_o$
$M_A = \mu \frac{L^2}{2} + P_o L$

La réaction d'appui en A: $R_A = [\mu(H+L) + P_o] \hat{\delta}$

Son moment est: $M_A = (\mu \frac{L^2}{2} + P_o L) \hat{k}$



$$\begin{aligned} AB &= H \\ BC &= L \end{aligned}$$

② Les effets intérieurs (de cohésion): Tronçon AB

$$\{\tilde{\tau}_{int}\}_G = -\{\tilde{\tau}_{ext \rightarrow I}\} = -\{\tilde{\tau}_A^L\}_G - \int_{AE} d\{\tilde{\tau}_D^C\}_G$$

$$\{\tilde{\tau}_A^L\}_G = \left\{ \begin{array}{l} x_A \tilde{i} + y_A \tilde{j} \\ M_A \tilde{k} + G A \wedge (x_A \tilde{i} + y_A \tilde{j}) \end{array} \right\}_G$$

$$GA = -y \tilde{j} \quad GA \wedge (x_A \tilde{i} + y_A \tilde{j}) = y x_A \tilde{k}$$

$$\{\tilde{\tau}_A^L\}_G = \left\{ \begin{array}{l} x_A \tilde{i} + y_A \tilde{j} \\ (M_A + y x_A) \tilde{k} \end{array} \right\}_G$$

$$d\{\tilde{\tau}_D^C\} = \left\{ \begin{array}{l} -p du \tilde{j} \\ 0 \end{array} \right\} \Rightarrow d\{\tilde{\tau}_D^C\}_G = \left\{ \begin{array}{l} -p du \tilde{j} \\ G D \wedge (-p du \tilde{j}) \end{array} \right\}_G = \left\{ \begin{array}{l} -p du \tilde{j} \\ 0 \end{array} \right\}_G$$

$$GD = -(y - u) \tilde{j}$$

Ainsi: $\{\tilde{\tau}_{int}\}_G = -\left\{ \begin{array}{l} x_A \tilde{i} + y_A \tilde{j} \\ (M_A + y x_A) \tilde{k} \end{array} \right\}_G - \int_0^y \left\{ \begin{array}{l} -p du \tilde{j} \\ 0 \end{array} \right\}_G = \left\{ \begin{array}{l} -x_A \tilde{i} - y_A \tilde{j} + py \tilde{j} \\ -(M_A + y x_A) \tilde{k} \end{array} \right\}_G$

sur le segment AB. $\tilde{i} = -\tilde{e}_2 \quad \tilde{j} = \tilde{e}_1 \quad \tilde{k} = \tilde{e}_3$

d'où: $\{\tilde{\tau}_{int}\}_G = \left\{ \begin{array}{l} (py - y_A) \tilde{e}_1 + x_A \tilde{e}_2 \\ -(M_A + y x_A) \tilde{e}_3 \end{array} \right\}_G$

Sort:	$N = py - y_A = py - p(H+L) - P_0$
	$T_y = X_A = 0$
	$M_z = -(M_A + y x_A) = -\left(p \frac{L^2}{2} + P_0 L\right)$

Tronçon BC:

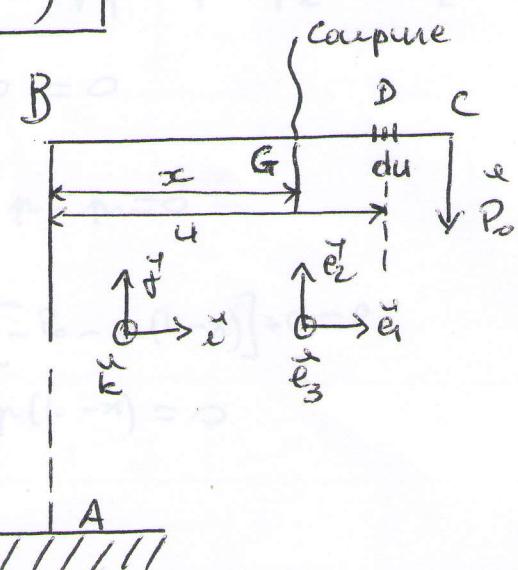
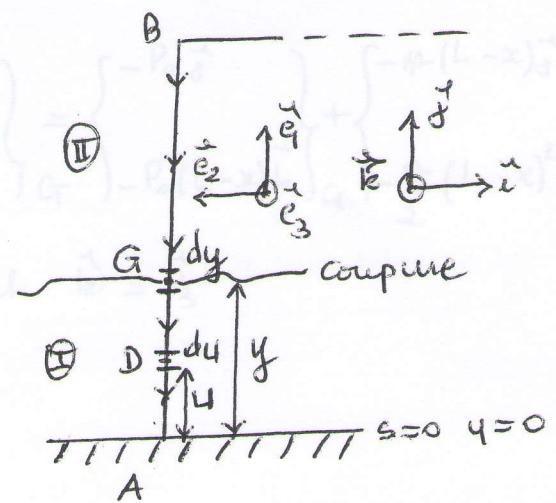
$$\{\tilde{\tau}_{int}\}_G = \{\tilde{\tau}_{ext \rightarrow II}\} = \{\tilde{\tau}_C^C\}_G + \int_{GC} d\{\tilde{\tau}_D^C\}_G$$

$$\{\tilde{\tau}_C^C\}_G = \left\{ \begin{array}{l} -P_0 \tilde{j} \\ G C \wedge (-P_0 \tilde{j}) \end{array} \right\}_G = \left\{ \begin{array}{l} -P_0 \tilde{j} \\ -P_0 (L - x) \tilde{k} \end{array} \right\}_G$$

$$GC = (L - x) \tilde{i}$$

$$d\{\tilde{\tau}_D^C\}_G = \left\{ \begin{array}{l} -p du \tilde{j} \\ G D \wedge (-p du \tilde{j}) \end{array} \right\}_G$$

$$GD = (u - x) \tilde{i}$$



$$\left\{ \tilde{\tau}_0^c \right\}_G = \begin{cases} -p \sin \theta \\ -p(\mu-x) \sin \tilde{k} \end{cases} \quad \text{d'où:}$$

$$\left\{ \tilde{\tau}_{int} \right\}_G = \left\{ \begin{array}{l} -P_0 \tilde{j} \\ -P_0(L-x) \tilde{k} \end{array} \right\}_G + \int_x^L \left\{ \begin{array}{l} -p du \tilde{j} \\ -p(\mu-x) du \tilde{k} \end{array} \right\}_G = \left\{ \begin{array}{l} -P_0 \tilde{j} \\ -P_0(L-x) \tilde{k} \end{array} \right\}_G + \left\{ \begin{array}{l} -p(L-x) \tilde{j} \\ -\frac{p}{2}(L-x)^2 \tilde{k} \end{array} \right\}_G$$

sur le segment BC $\hat{i} = \hat{e}_1$ $\hat{j} = \hat{e}_2$ et $\hat{k} = \hat{e}_3$

d'où $\left\{ \tilde{\tau}_{int} \right\}_G = \begin{cases} -(P_0 + p(L-x)) \hat{e}_2 \\ -[P_0(L-x) + \frac{p}{2}(L-x)^2] \hat{e}_3 \end{cases}$

Par identification:

$N=0$	$T_y = -[P_0 + p(L-x)]$
	$M_z = -P_0(L-x) - \frac{p}{2}(L-x)^2$

(3°) Equations d'équilibre local.

Segment AB: $s=y$ $R \rightarrow +\infty$ $p_x = -p$ $p_y = 0$ $m_z = 0$

$$\frac{dN}{ds} - \frac{T_y}{R} + p_x = \frac{d}{dy} (py - p(H+L) - P_0) - p = p - p = 0$$

$$\frac{dT_y}{ds} + \frac{N}{R} + p_y = 0 + 0 + 0 = 0$$

$$\frac{dM_z}{ds} + T_y + m_z = \frac{d}{dy} \left(-\frac{pL^2}{2} - PL \right) + 0 + 0 = 0$$

Segment BC: $s=H+x$ $ds=dx$ $R \rightarrow +\infty$ $p_y = -p$ $p_x = 0$ $m_z = 0$

$$\frac{dN}{ds} - \frac{T_y}{R} + p_x = \frac{dN}{dx} - \frac{T_y}{R} + p_x = \frac{d}{dx}(0) - 0 + 0 = 0$$

$$\frac{dT_y}{ds} + \frac{N}{R} + p_y = \frac{d}{dx} [-P_0 - p(L-x)] + 0 - p = p - p = 0$$

$$\begin{aligned} \frac{dM_z}{ds} + T_y + m_z &= \frac{d}{dx} \left[-P_0(L-x) - \frac{p}{2}(L-x)^2 \right] + \left[-P_0 - p(L-x) \right] + 0 = 0 \\ &= [P_0 + p(L-x)] - [P_0 + p(L-x)] = 0 \end{aligned}$$