### TD1-Définitions, statique et efforts de liaison

### 1 Exercice 1 : Moments & Vecteurs

On s'intéresse à un bras robotisé destiné à soulever une charge de masse m. Le bras est constitué de trois morceaux de longueur :

$$OA = l_1$$
  
 $AB = l_2$   
 $BC = l_3$ 

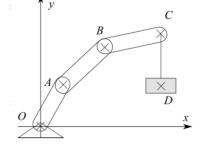
Les morceaux du bras ne sont pas forcément alignés avec les axes (0x) ou (0y), ainsi on notera les angles suivants :

$$\alpha_1 = \widehat{\overrightarrow{OA}}.\overrightarrow{x}$$

$$\alpha_2 = \widehat{\overrightarrow{AB}}.\overrightarrow{x}$$

$$\alpha_3 = \widehat{\overrightarrow{BC}}.\overrightarrow{x}$$

1. Déterminez le moment du poids de la charge sur le point D



$$\overrightarrow{M_{D,\vec{P}}} = \overrightarrow{DD} \wedge \overrightarrow{P} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix} \wedge \begin{pmatrix} 0 \\ -mg \end{pmatrix} \xrightarrow{donc} \boxed{\overrightarrow{M_{D,\vec{P}}} = \overrightarrow{0}}$$

2. Déterminez le moment du poids de la charge sur le point  ${\mathcal C}$ 

$$\overrightarrow{M_{c,\vec{P}}} = \overrightarrow{CD} \wedge \overrightarrow{P} = \begin{pmatrix} 0 \\ d \\ 0 \end{pmatrix} \wedge \begin{pmatrix} 0 \\ -mg \\ 0 \end{pmatrix} \xrightarrow{donc} \boxed{\overrightarrow{M_{c,\vec{P}}} = \overrightarrow{0}}$$

3. Déterminez le moment du poids de la charge sur le point B

$$\begin{split} \overrightarrow{M_{B,\vec{P}}} &= \overrightarrow{BD} \wedge \overrightarrow{P} = \left( \overrightarrow{BC} + \overrightarrow{CD} \right) \wedge \overrightarrow{P} = \left( \begin{pmatrix} l_3 \cos \alpha_3 \\ l_3 \sin \alpha_3 \\ 0 \end{pmatrix} + \begin{pmatrix} 0 \\ d \\ 0 \end{pmatrix} \right) \wedge \begin{pmatrix} 0 \\ -mg \\ 0 \end{pmatrix} \\ &= \begin{pmatrix} l_3 \cos \alpha_3 \\ l_3 \sin \alpha_3 + d \\ 0 \end{pmatrix} \wedge \begin{pmatrix} 0 \\ -mg \\ 0 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ -mg l_3 \cos \alpha_3 \end{pmatrix} \\ \xrightarrow{donc} \overrightarrow{M_{B,\vec{P}}} &= -mg l_3 \cos \alpha_3 \cdot \vec{z} \end{split}$$

4. Déterminez le moment du poids de la charge sur le point A

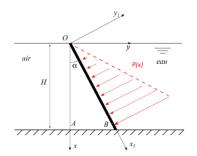
$$\begin{split} \overrightarrow{M_{A,\vec{P}}} &= \overrightarrow{AD} \wedge \overrightarrow{P} = \left(\overrightarrow{AB} + \overrightarrow{BC} + \overrightarrow{CD}\right) \wedge \overrightarrow{P} = \begin{pmatrix} l_2 \cos \alpha_2 \\ l_2 \sin \alpha_2 \\ 0 \end{pmatrix} + \begin{pmatrix} l_3 \cos \alpha_3 \\ l_3 \sin \alpha_3 \\ 0 \end{pmatrix} + \begin{pmatrix} 0 \\ d \\ 0 \end{pmatrix} \end{pmatrix} \wedge \begin{pmatrix} 0 \\ -mg \\ 0 \end{pmatrix} \\ &= \begin{pmatrix} l_2 \cos \alpha_2 + l_3 \cos \alpha_3 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix} + \begin{pmatrix} 0 \\ -mg \\ 0 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ -mg (l_2 \cos \alpha_2 + l_3 \cos \alpha_3) \end{pmatrix} \\ \xrightarrow{donc} \overrightarrow{M_{A,\vec{P}}} &= -mg (l_2 \cos \alpha_2 + l_3 \cos \alpha_3). \vec{z} \end{split}$$

5. Déterminez le moment du poids de la charge sur le point o

$$\begin{split} \overrightarrow{M_{0,\vec{P}}} &= \overrightarrow{OD} \wedge \overrightarrow{P} = \left(\overrightarrow{OA} + \overrightarrow{AB} + \overrightarrow{BC} + \overrightarrow{CD}\right) \wedge \overrightarrow{P} = \left(\begin{pmatrix} l_1 \cos \alpha_1 \\ l_1 \sin \alpha_1 \\ 0 \end{pmatrix} + \begin{pmatrix} l_2 \cos \alpha_2 \\ l_2 \sin \alpha_2 \\ 0 \end{pmatrix} + \begin{pmatrix} l_3 \cos \alpha_3 \\ l_3 \sin \alpha_3 \\ 0 \end{pmatrix} + \begin{pmatrix} 0 \\ d \\ 0 \end{pmatrix}\right) \wedge \begin{pmatrix} 0 \\ -mg \\ 0 \end{pmatrix} \\ &= \begin{pmatrix} l_1 \cos \alpha_1 + l_2 \cos \alpha_2 + l_3 \cos \alpha_3 \\ 0 & 0 \end{pmatrix} \wedge \begin{pmatrix} 0 \\ -mg \\ 0 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ -mg(l_1 \cos \alpha_1 + l_2 \cos \alpha_2 + l_3 \cos \alpha_3) \end{pmatrix} \\ \xrightarrow{donc} \overrightarrow{M_{0,\vec{P}}} &= -mg(l_1 \cos \alpha_1 + l_2 \cos \alpha_2 + l_3 \cos \alpha_3) \cdot \overrightarrow{Z} \end{split}$$

### 2 Exercice 2 : Résultante & Moments

On s'intéresse à un canal en béton. La paroi latérale du canal est inclinée d'un angle  $\alpha$  avec la gravité (portée par l'axe  $\vec{x}$ . On notera b la longueur de la paroi selon l'axe  $\vec{z}$ . On définit le repère  $(\mathcal{O}, \vec{x}, \vec{y})$  lié à la gravité et le repère  $(\mathcal{O}, \vec{x_1}, \vec{y_1})$  lié la paroi du canal. Sur cette paroi seule l'eau exerce un effort qui résulte de l'effet de la pression de l'eau. La pression de l'eau est donnée par  $P(x) = \rho_e gx$ . Où  $\rho_e$  est la masse volumique de l'eau, g l'intensité de la gravité et x la coordonnée verticale. On voit que la pression, et donc que la force exercée par la pression, varie selon la profondeur de l'eau (voir le schéma ci-dessus). On parle alors d'effort réparti. L'élément de force exercée par l'eau est donné par la relation  $d\vec{f} = -P(x)dS$ .  $\vec{y_1}$ 



La force de pression est « normale », c'est à dire perpendiculaire, à la paroi. Ici c'est le vecteur  $\overrightarrow{y_1}$ .

#### 1. Déterminez la résultante des efforts de pression

$$\vec{F} = \int_{S} d\vec{f} = \int_{S} -P(x)dS. \vec{y_1} = \int_{S} -\rho_e gx dS. \vec{y_1}$$

On sait que  $dS = bdx_1$ . Il va falloir exprimer  $x_1$  par rapport à x soit  $x = x_1 \cos \alpha$  donc  $x_1 = \frac{x}{\cos \alpha}$  et  $dx_1 = \frac{dx}{\cos \alpha}$ 

$$\begin{aligned} \vec{F} &= -\rho_e g \int_S xb dx_1. \overrightarrow{y_1} = \frac{-p_e gb}{\cos \alpha} \int_0^H x dx = \frac{-p_e gb}{\cos \alpha} \frac{H^2}{2}. \overrightarrow{y_1} = -p_e gS \frac{H}{2}. \overrightarrow{y_1} \\ S &= b \times L = b \frac{H}{\cos \alpha} \\ \cos \alpha &= \frac{H}{L} \Leftrightarrow L = H \cos \alpha \end{aligned}$$

### 2. Calculez le point d'application de la résultante des forces de pressions

$$\frac{\overrightarrow{M_o(\vec{F})} = \overrightarrow{OP} \wedge \vec{F}}{\overrightarrow{M_o(d\vec{f})} = \int_{S} \overrightarrow{OM} \wedge d\vec{f}} On \ veut \ que \ \overrightarrow{OP} \wedge \vec{F} = \int_{S} \overrightarrow{OM} \wedge d\vec{f}$$

On cherche les grandeurs

$$\overrightarrow{OP} = \begin{pmatrix} x_{1p} \\ y_{1p} \\ z_{1p} \end{pmatrix} \xrightarrow[\stackrel{z_{1p}=0}{\longrightarrow} \overrightarrow{OP}]{\overrightarrow{OP}} = \begin{pmatrix} x_{1p} \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}_{(O,\overrightarrow{x_1},\overrightarrow{y_1},\overrightarrow{z_1})} \qquad | \overrightarrow{F} = \begin{pmatrix} 0 \\ -p_e gS \frac{H}{2} \\ 0 \end{pmatrix} \qquad | \overrightarrow{OM} = \begin{pmatrix} x_1 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}_{(O,\overrightarrow{x},\overrightarrow{y},\overrightarrow{z})} \qquad | \overrightarrow{df} = \begin{pmatrix} 0 \\ -p_e gxS \\ 0 \end{pmatrix}$$

On détermine  $\overrightarrow{OP} \wedge \overrightarrow{F}$  et  $\int_{S} \overrightarrow{OM} \wedge d\overrightarrow{f}$  indépendamment et on vérifie que  $\overrightarrow{OP} \wedge \overrightarrow{F} = \int_{S} \overrightarrow{OM} \wedge d\overrightarrow{f}$ 

$$\begin{split} \overrightarrow{OP} \wedge \overrightarrow{F} &= \begin{pmatrix} x_{1p} \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix} \wedge \begin{pmatrix} 0 \\ -p_e g S \frac{H}{2} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ -x_{1p} p_e g S \frac{H}{2} \end{pmatrix} = -x_{1p} p_e g S \frac{H}{2} \cdot \overrightarrow{z} \xrightarrow{S=b \frac{H}{\cos \alpha}} \frac{-x_{1p} p_e g b H^2}{2 \cos \alpha} \cdot \overrightarrow{z} \\ \int_{S} \overrightarrow{OM} \wedge d\overrightarrow{f} &= \begin{pmatrix} x_1 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix} \begin{pmatrix} 0 \\ -p_e g x S \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ -x_{1p} p_e g x S \end{pmatrix} = \int_{S} -x_{1p} p_e g x d S \cdot \overrightarrow{z} = \int_{0}^{L} -x_{1p} p_e g x d b x_1 \cdot \overrightarrow{z} \xrightarrow{\frac{L-H}{\cos \alpha}} -p_e g b \int_{0}^{H} \frac{x}{\cos \alpha} x \frac{dx}{\cos \alpha} \cdot \overrightarrow{z} \\ &= -p_e g b \frac{1}{\cos^2 \alpha} \int_{0}^{H} x^2 dx \cdot \overrightarrow{z} = -p_e g b \frac{1}{\cos \alpha} \frac{1}{3} [x^3]_{0}^{H} \cdot \overrightarrow{z} = \frac{-p_e g b \frac{1}{\cos \alpha} \frac{H^3}{3} \cdot \overrightarrow{z}}{1 + \frac{1}{\cos \alpha} (a + b)} = \frac{1}{\cos \alpha} (a + b) \cdot (a +$$

On voulait  $\overrightarrow{OP} \wedge \overrightarrow{F} = \int_{S} \overrightarrow{OM} \wedge d\overrightarrow{f}$  selon  $\overrightarrow{z}$ 

$$\overrightarrow{OP} \wedge \overrightarrow{F} = \int_{S} \overrightarrow{OM} \wedge d\overrightarrow{f}$$

$$\Leftrightarrow \frac{-x_{1p}p_{e}gbH^{2}}{2\cos\alpha} = \frac{-p_{e}gbH^{3}}{3\cos\alpha}$$

$$\Leftrightarrow x_{1p} = \frac{2}{3}\frac{H}{\cos\alpha}$$

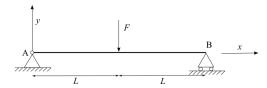
### 3 Exercice 3 : Nature des systèmes

Déterminez la nature des systèmes ci-dessous. On rappelle que  $\overline{H=n_l-n_e}$ 

E A A	E P P A P	P P Systeme 3
$n_i = 1_{enc} + 2_{app}$ = (3) + (2 × 1) = 5 $n_e = 1_{barre} = 3$ $H = 5 - 3 = 2 > 0 \rightarrow hyperstatique$	$n_i = 1_{enc} + 3_{art} + 1_{app}$ = $(3) + (3 \times 2) + (1) = 10$ $n_e = 3_{barres} = 3 \times 3 = 9$ $H = 10 - 9 = 1 > 0 \rightarrow hyperstatique$	$\begin{aligned} n_i &= 3_{art} \\ &= (3 \times 2) = 6 \\ n_e &= 2_{barres} = 3 \times 2 = 6 \\ H &= 6 - 6 = 0 \rightarrow \boxed{isostatique} \end{aligned}$
E R	E P P E	R E Systeme 4
$n_i = 1_{enc} + 1_{art} = (3) + (2) = 5$ $n_e = 1_{barre} = 3$ $H = 5 - 3 = 2 > 0 \rightarrow hyperstatique$	$n_i = 2_{enc} + 2_{art}$ = $(2 \times 3) + (2 \times 2) = 10$ $n_e = 3_{barres} = 3 \times 3 = 9$ $H = 10 - 9 = 1 > 0 \rightarrow hyperstatique$	$n_i = 1_{enc} + 2_{art}$ = (3) + (2 × 2) = 7 $n_e = 2_{barres} = 2 \times 3 = 6$ H = 7 - 6 = 1 > 0 $\rightarrow hyperstatique$
P P P P P P P P P P P P P P P P P P P	A P E Systeme 8	
$n_i = 5_{art} = 5 \times 2 = 10$ $n_e = 4_{barres} = 4 \times 3 = 12$ $H = 10 - 12 = -2 < 0 \rightarrow Hypostatique$	$n_i = 1_{enc} + 2_{art} + 1_{app}$ = $(3) + (2 \times 2) + (1) = 8$ $n_e = 2_{barres} = 2 \times 3 = 6$ $H = 8 - 6 = 0 \rightarrow hyperstatique$	

### 4 Exercice 4 : Efforts de liaisons - Effort ponctuel

On étudie une poutre liée au bâti en *A* par un pivot et reposant sur un appui simple au point *B*. La longueur de la poutre est 2*L* et au milieu de la poutre nous appliquons une force d'intensité *F*.



### 1. Déterminez la nature du système.

$$\begin{split} n_i &= 1_{art} + 1_{piv} = (2) + (1) = 3 \\ n_e &= 1_{barre} = 3 \\ H &= n_i - n_e = 3 - 3 = 0 \rightarrow \boxed{Isostatique} \rightarrow Système \ soluble \end{split}$$

### 2. Calculez les efforts de liaisons (réactions du bâti sur la poutre).

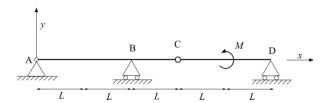
Soit 
$$1_{art} \begin{cases} x_A \\ y_A \end{cases}$$
 et  $1_{piv} \{ y_B \}$ 

On applique le PFS

$$\begin{split} \sum_{\substack{\text{Projection sur } \vec{x} \\ \implies \\ | x_A = 0}} \vec{F} &= \vec{0} \rightarrow x_A \cdot \vec{x} + y_A \cdot \vec{y} + y_B \cdot \vec{y} - F \cdot \vec{y} = \vec{0} \\ &\stackrel{\text{Projection sur } \vec{y}}{\implies} [x_A = 0] \\ &\stackrel{\text{Projection sur } \vec{y}}{\implies} y_A + y_B - F = 0 \\ &\sum_{\substack{M = \vec{0} \rightarrow M_{A, \vec{y}_B} + M_{A, \vec{F}} = \vec{0}}} \vec{0} \\ &\stackrel{\text{bras de levier}}{\implies} 2Ly_B - LF = 0 \stackrel{\text{donc}}{\implies} y_B = \frac{F}{2} \xrightarrow{y_A + y_B - F = 0} y_A = \frac{F}{2} \end{split}$$

#### 5 Exercice 5 : Efforts de liaisons - Moment ponctuel

On étude le système ci-dessous pour lequel un moment ponctuel est appliqué.



### 1. Déterminez la nature du système.

$$\begin{split} n_i &= 2_{art} + 2_{piv} = (2 \times 2) + (2 \times 1) = 6 \\ n_e &= 2_{barre} = 3 \times 3 \\ H &= n_i - n_e = 3 - 3 = 0 \rightarrow \boxed{Isostatique} \rightarrow Système \ soluble \end{split}$$

### 2. Calculez les efforts de liaisons.

 $\text{Soit les inconnues suivantes}: \left| \begin{array}{cc} 1_{art} \left\{_{\mathcal{Y}_A}^{\mathcal{X}_A} \ \right| \ 1_{piv} \{ \mathcal{y}_B \ \right| \ 1_{art} \left\{_{\mathcal{Y}_C}^{\mathcal{X}_C} \ \right| \ 1_{piv} \{ \mathcal{y}_D \ \right| \\ \end{array} \right.$ 

On applique le *PFS*: 
$$\sum \vec{F} = \vec{0} \to (x_A + x_C) \cdot \vec{x} + (y_A + y_B + y_C + y_D) \cdot \vec{y} = \vec{0}$$

On doit isoler les deux barres :



$$\begin{array}{c}
 & B & C \\
 & A & D \\
 &$$

Via le principe d'action réaction on sait que :  $x_{c1} = -x_{c2}$  et  $y_{c1} = -y_{c2}$  ainsi :

$$x_{C2} = -x_{C1} \xrightarrow{donc} x_{C1} = 0$$

$$y_{C2} = -y_{C1} \xrightarrow{donc} y_{C1} = -\frac{M}{2L}$$

Puis on finit de calculer les dernières inconnues :

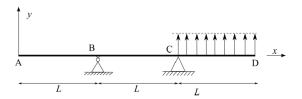
$$\underbrace{\xrightarrow{x_A + x_{C1} = 0}}_{2Ly_B + 3Ly_{C1} = 0} \underbrace{x_A = 0}$$

$$\xrightarrow{2Ly_B + 3Ly_{C1} = 0} y_B = -\frac{3Ly_{C1}}{2L} = -\frac{3L\left(-\frac{M}{2L}\right)}{2L} = \frac{\frac{3M}{2}}{2L} \xrightarrow{donc} y_B = \frac{3M}{4L}$$

### 6 Exercice 6 : Efforts de liaisons - Efforts répartis

Calculez les efforts de liaisons pour les deux systèmes isostatiques ci-dessous. On notera  $\rho$  la densité de force par unité de longueur telle que  $\rho=F/L$ .

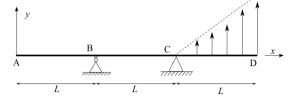
**Système 1 :** Comme l'effort réparti est uniforme alors on peut considérer que la résultante  $\vec{F}$  se situe à  $\frac{L}{2}$  de C (et à  $\frac{L}{2}$  de D)



On applique le PFS sur la barre :

$$\begin{split} \sum \vec{F} &= \vec{0} \rightarrow (x_B).\vec{x} + (y_B + y_C + F).\vec{y} = \vec{0} \overset{soit}{\Longrightarrow} (x_B).\vec{x} + (y_B + y_C + \rho L).\vec{y} \overset{donc}{\Longrightarrow} \boxed{x_B = 0} \\ \sum \overrightarrow{M_C}.\vec{z} &= \vec{0} \rightarrow \overrightarrow{M_{C,\overline{y_B}}} + \overrightarrow{M_{C,\overline{y_C}}} + \overrightarrow{M_{B,\overline{F}}} = \vec{0} \\ \xrightarrow{\underline{M_{C,\overline{y_C}}} = \vec{0}} \rightarrow Ly_B + \frac{L}{2}\rho L = 0 \overset{donc}{\Longrightarrow} \boxed{y_B = \frac{\rho L}{2} = \frac{F}{2}} \\ \xrightarrow{\underline{y_B + y_C + F = 0}} y_C &= -\frac{F}{2} - F \overset{donc}{\Longrightarrow} \boxed{y_C = -\frac{3F}{2}} \end{split}$$

**Système 2 :** Comme l'effort réparti varie de manière constante alors on peut considérer que la résultante  $\vec{F}$  se situe à  $\frac{2L}{3}$  de C et à  $\frac{L}{3}$  de D



On applique le *PFS* sur la barre :

$$\begin{split} \sum \vec{F} &= \vec{0} \rightarrow (x_B).\vec{x} + (y_B + y_C + F).\vec{y} = \vec{0} \overset{soit}{\Longrightarrow} (x_B).\vec{x} + (y_B + y_C + \rho L).\vec{y} \overset{donc}{\Longrightarrow} x_B = 0 \\ \sum \overrightarrow{M_C}.\vec{z} &= \vec{0} \rightarrow \overrightarrow{M_{C.\vec{y_C}}} + \overrightarrow{M_{C.\vec{y_C}}} + \overrightarrow{M_{B.\vec{F}}} = \vec{0} \\ \xrightarrow{\xrightarrow{M_{C.\vec{y_C}}} = \vec{0}} - Ly_B + \frac{2L}{3}\rho L = 0 \overset{donc}{\Longrightarrow} y_B = \frac{2\rho L}{3} = \frac{2F}{3} \\ \xrightarrow{y_B + y_C + F = 0} y_C &= -\frac{2F}{3} - F \overset{donc}{\Longrightarrow} y_C = -\frac{5F}{3} \end{split}$$