

## Torseur des actions mécaniques transmissibles dans un coussinet ★

B2-14

Pas de corrigé pour cet exercice.

**Question 1** Déterminer la résultante des actions mécaniques de 1 sur 3. On la note  $\overrightarrow{R(1 \rightarrow 3)}$ .

### Correction

1. On commence par exprimer le modèle local d'une action mécanique en  $M$  :  

$$d\overrightarrow{R(1 \rightarrow 3)} = p(M) dS \vec{e}_r.$$
2. La pression étant uniforme, on a  $p(M) = p$ .
3. La géométrie du coussinet étant cylindrique, on se place en coordonnées cylindriques et  $dS = R d\theta dz$ .
4.  $\theta$  varie sur  $[\pi, 2\pi]$  et  $z$  sur  $[0, L]$ .
5.  $\vec{e}_r = \cos \theta \vec{x} + \sin \theta \vec{y}$ .

$$\begin{aligned} \text{Au final, } \overrightarrow{R(1 \rightarrow 3)} &= \int p (\cos \theta \vec{x} + \sin \theta \vec{y}) R d\theta dz = pR \int (\cos \theta \vec{x} + \sin \theta \vec{y}) d\theta dz \\ &= pR \left( \int \cos \theta d\theta dz \vec{x} + \int \sin \theta d\theta dz \vec{y} \right) = LpR \left( \int \cos \theta d\theta \vec{x} + \int \sin \theta d\theta \vec{y} \right) \\ &= LpR \left( [\sin \theta]_{\pi}^{2\pi} \vec{x} - [\cos \theta]_{\pi}^{2\pi} \vec{y} \right) \\ &= LpR \left( -(1 - (-1)) \vec{y} \right) \\ &= LpR \left( -(1 - (-1)) \vec{y} \right) = -2LpR \vec{y} = -LDp \vec{y}. \end{aligned}$$

**Question 2** Déterminer  $\overrightarrow{\mathcal{M}(O, 1 \rightarrow 3)} \vec{z}_N$ .

### Correction

1. On commence par exprimer le modèle local d'une action mécanique en  $M$  :  

$$d\overrightarrow{R(1 \rightarrow 3)} = p(M) dS \vec{e}_r.$$
2. Au point  $O$ , on a  $d\overrightarrow{\mathcal{M}(O, 1 \rightarrow 3)} = \overrightarrow{OM} \wedge d\overrightarrow{R(1 \rightarrow 3)} = \overrightarrow{OM} \wedge d\overrightarrow{R(1 \rightarrow 3)}$
3.  $\overrightarrow{OM} = R\vec{e}_r + z\vec{z}$ .

$$\begin{aligned} \text{On a alors, } \overrightarrow{\mathcal{M}(O, 1 \rightarrow 3)} \vec{z} &= \left( \overrightarrow{OM} \wedge d\overrightarrow{R(1 \rightarrow 3)} \right) \vec{z} \\ &= \left( (R\vec{e}_r + z\vec{z}) \wedge p(M) dS \vec{e}_r \right) \vec{z} \\ &= \left( z\vec{z} \wedge p(M) dS \vec{e}_r \right) \vec{z} = 0 \end{aligned}$$

**Rappel :** le produit mixte est invariant par permutation circulaire :  $(\vec{a} \wedge \vec{b}) \cdot \vec{c} = (\vec{c} \wedge \vec{a}) \cdot \vec{b} = (\vec{b} \wedge \vec{c}) \cdot \vec{a}$ .

On considère maintenant que la pression n'est pas uniforme et vaut au point  $M$   $p(M) = p_0 \sin \theta$ .

**Question 3** Justifier que  $\overrightarrow{R(1 \rightarrow 3)}$  n'a une composante que sur  $\vec{y}$ .

### Correction

Pour des raisons de symétrie du champ de pression, la seule composante sera sur  $\vec{y}_N$ .

**Question 4** Déterminer la résultante des actions mécaniques de 1 sur 3. On la note  $\overrightarrow{R(1 \rightarrow 3)}$ . On rappelle que  $\sin^2 \theta = \frac{1 - \cos 2\theta}{2}$ .

#### Correction

On cherche donc  $\overrightarrow{R(1 \rightarrow 3)} \cdot \overrightarrow{y_N}$ .

1. On commence par exprimer le modèle local d'une action mécanique en  $M$  :  

$$d\overrightarrow{R(1 \rightarrow 3)} = p(M)dS\overrightarrow{e_r}$$
2. La pression étant uniforme, on a  $p(M) = p_0 \sin \theta$ .
3. La géométrie du coussinet étant cylindrique, on se place en coordonnées cylindriques et  $dS = R d\theta dz$ .
4.  $\theta$  varie sur  $[\pi, 2\pi]$  et  $z$  sur  $[0, L]$ .

On a  $d\overrightarrow{R(1 \rightarrow 3)} \cdot \overrightarrow{y_N} = p(M)dS\overrightarrow{e_r} \cdot \overrightarrow{y_N} = p_0 dS \sin^2 \theta$ .

$$\begin{aligned} \text{On a donc } \overrightarrow{R(1 \rightarrow 3)} \cdot \overrightarrow{y_N} &= \int p_0 \sin^2 \theta R d\theta dz = p_0 RL \int \frac{1 - \cos 2\theta}{2} d\theta = \\ &= \frac{1}{2} p_0 RL \left[ \theta - \frac{1}{2} \sin 2\theta \right]_{\pi}^{2\pi} = \frac{1}{2} p_0 RL \pi = \frac{1}{4} p_0 DL \pi. \end{aligned}$$