

Assemblage par frettage ★

B2-14

Pas de corrigé pour cet exercice.

Question 1 Refaire en grand les 2 schémas : un dans le plan (\vec{y}, \vec{z}) et l'autre dans le plan (\vec{x}, \vec{y}) , en plaçant les actions élémentaires normale et tangentielle de 2 sur 1 en un point Q quelconque de la surface de contact.

Question 2 Exprimer $\overrightarrow{dF_{2 \rightarrow 1}(Q)}$.

Question 3 Déterminer la résultante axiale maximale transmissible en fonction de p et des caractéristiques géométriques du frettage.

Exprimons le torseur des actions mécaniques sous sa forme locale en un point M :

$$\left\{ \begin{array}{l} \overrightarrow{dR(2 \rightarrow 1)} \\ \overrightarrow{d\mathcal{M}(M, 2 \rightarrow 1)} = \vec{0} \end{array} \right\}_M$$

La forme globale au point O est alors donnée par :

$$\{\mathcal{T}(2 \rightarrow 1)\} = \left\{ \begin{array}{l} \overrightarrow{R(2 \rightarrow 1)} = \int \overrightarrow{dR(2 \rightarrow 1)} \\ \overrightarrow{\mathcal{M}(M, 2 \rightarrow 1)} = \int \overrightarrow{d\mathcal{M}(M, 2 \rightarrow 1)} = \int \overrightarrow{OM} \wedge \overrightarrow{dR(2 \rightarrow 1)} \end{array} \right\}_M$$

Calculons $\overrightarrow{R(2 \rightarrow 1)}$.

$$\overrightarrow{R(2 \rightarrow 1)} = \int \overrightarrow{dR(2 \rightarrow 1)} = \iint p \vec{r} dS = -p \iint \vec{r} dS = -p \iint (\cos \theta \vec{x} + \sin \theta \vec{y}) dS$$

$$\overrightarrow{R(2 \rightarrow 1)} = -p \int_{-L/2}^{L/2} \int_{-\pi/2}^{\pi/2} (\cos \theta \vec{x} + \sin \theta \vec{y}) R d\theta dz = -pRL \int_{-\pi/2}^{\pi/2} (\cos \theta \vec{x} + \sin \theta \vec{y}) d\theta$$

$$\overrightarrow{R(2 \rightarrow 1)} = -pRL \left(\int_{-\pi/2}^{\pi/2} \cos \theta \vec{x} d\theta + \int_{-\pi/2}^{\pi/2} \sin \theta \vec{y} d\theta \right) = -pRL \left([\sin \theta]_{-\pi/2}^{\pi/2} \vec{x} + [-\cos \theta]_{-\pi/2}^{\pi/2} \vec{y} \right)$$

$$\overrightarrow{R(2 \rightarrow 1)} = -pRL (2\vec{x} + 0\vec{y}) = -2pRL \vec{x}$$

$2RL$ est appelée surface projetée du cylindre. Elle correspond au produit du diamètre par sa longueur.

Calculons $\overrightarrow{\mathcal{M}(M, 2 \rightarrow 1)}$.

$$\overrightarrow{\mathcal{M}(M, 2 \rightarrow 1)} = \int \overrightarrow{d\mathcal{M}(M, 2 \rightarrow 1)} = \int \overrightarrow{OM} \wedge \overrightarrow{dR(2 \rightarrow 1)}$$

$$\overrightarrow{\mathcal{M}(M, 2 \rightarrow 1)} = -p \iint R \vec{r} \wedge \vec{r} dS = \vec{0}$$

Au final,

$$\{\mathcal{T}(2 \rightarrow 1)\} = \left\{ \begin{array}{l} \overrightarrow{R(2 \rightarrow 1)} = -2pRL\vec{x} \\ \overrightarrow{\mathcal{M}(M, 2 \rightarrow 1)} = \vec{0} \end{array} \right\}_M$$

Question 4 Calculer $\overrightarrow{R(2 \rightarrow 1)}$ lorsque la pression est de la forme : $p(\theta) = p_0 \cos \theta$ pour $\theta \in [-\pi/2, \pi/2]$. Dans ce cas :

$$\overrightarrow{R(2 \rightarrow 1)} = \int d\overrightarrow{R(2 \rightarrow 1)} = \iint p(\theta) \vec{r} dS = -p_0 R \iint \cos \theta (\cos \theta \vec{x} + \sin \theta \vec{y}) d\theta dz$$

$$\overrightarrow{R(2 \rightarrow 1)} = -p_0 LR \int_{-\pi/2}^{\pi/2} \cos \theta (\cos \theta \vec{x} + \sin \theta \vec{y}) d\theta$$

$$\int_{-\pi/2}^{\pi/2} \cos^2 \theta d\theta = \frac{\pi}{2} \quad \text{et} \quad \int_{-\pi/2}^{\pi/2} \cos \theta \sin \theta d\theta = 0$$

Au final :

$$\overrightarrow{R(2 \rightarrow 1)} = -p_0 LR \frac{\pi}{2} \vec{x}$$