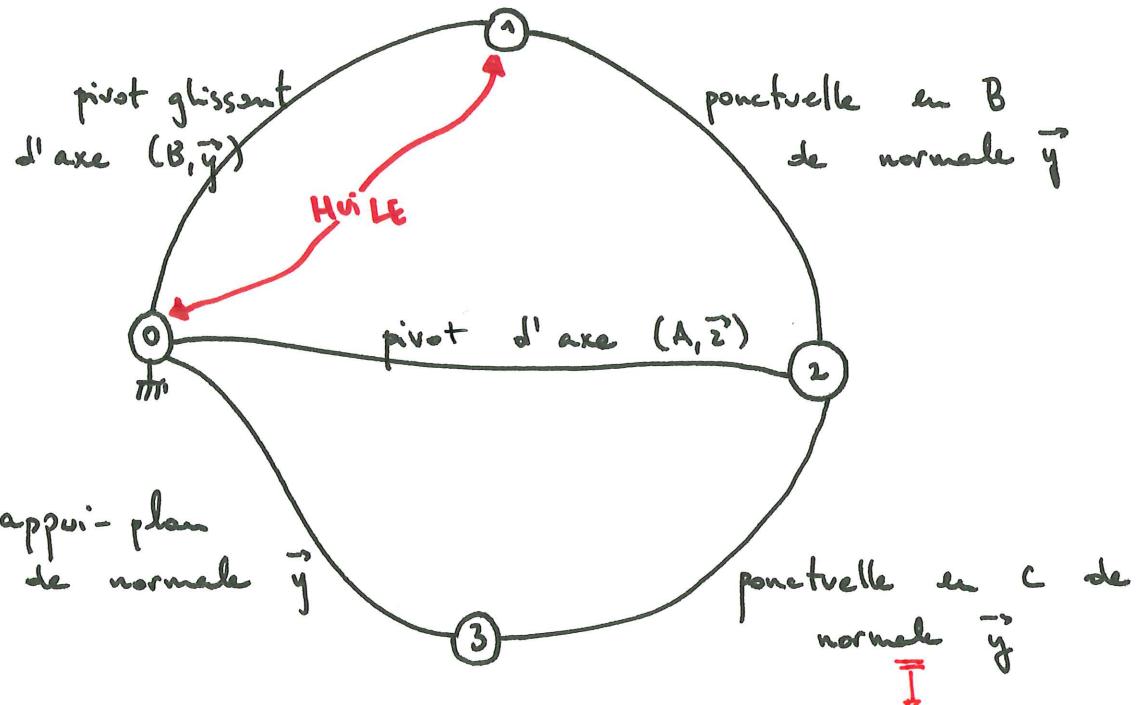


Bride hydraulique



γ_{23} correspond à l'effort de serrage

- (3)
- (2)
- (1) J'isole 1 soumis aux actions mécaniques extérieures suivantes :
 - 0 $\xrightarrow{P_3}$ 1 ✗
 - 0 \xrightarrow{h} 1 ✓ (huile)
 - 2 \rightarrow 1 ✓

J'écris le th. de la résultante statique la projection sur \vec{y} :

$$\underbrace{\vec{R}_0 \xrightarrow{P_3} 1 \cdot \vec{y}}_{=0} + \underbrace{\vec{R}_0 \xrightarrow{h} 1 \cdot \vec{y}}_{= p.S} + \underbrace{\vec{R}_2 \rightarrow 1 \cdot \vec{y}}_{= \gamma_{21}} = 0$$

$$\text{où } S = T.R^2$$

$$\text{donc } \underline{\gamma_{21} = - p.S}$$

- (7)
- (6)
- (5)
- (4) J'isole 2 qui est soumis aux actions mécaniques extérieures suivantes :
 - 1 \rightarrow 2 ✓
 - 0 \rightarrow 2 ✗
 - 3 \rightarrow 2 ✓

J'écris le th. du moment statique en A et en projection sur Z:

$$\overrightarrow{\eta}_{A,1 \rightarrow 2} \cdot \vec{z} + \underbrace{\overrightarrow{\eta}_{A,0 \rightarrow 2} \cdot \vec{z}}_{=0} + \overrightarrow{\eta}_{A,3 \rightarrow 2} \cdot \vec{z} = 0$$

$$\overrightarrow{\eta}_{A,1 \rightarrow 2} \cdot \vec{z} = \underbrace{\overrightarrow{\eta}_{B,1 \rightarrow 2} \cdot \vec{z}}_{=0} + (\vec{AB} \wedge (\gamma_{12} \cdot \vec{y})) \cdot \vec{z}$$

$$= x_{AB} \cdot \gamma_{12}$$

$$\overrightarrow{\eta}_{A,3 \rightarrow 2} \cdot \vec{z} = \underbrace{\overrightarrow{\eta}_{C,3 \rightarrow 2} \cdot \vec{z}}_{=0} + (\vec{AC} \wedge (\gamma_{32} \cdot \vec{y})) \cdot \vec{z}$$

$$= x_{AC} \cdot \gamma_{32}$$

On a donc $x_{AB} \cdot \gamma_{12} + x_{AC} \cdot \gamma_{32} = 0$

donc $\gamma_{23} = -\gamma_{32} = \frac{x_{AB}}{x_{AC}} \cdot \gamma_{12}$

donc $\boxed{\gamma_{23} = \frac{x_{AB}}{x_{AC}} \cdot p.s}$

⑧ On sait $|\gamma_{23}| = 500 \text{ N}$, il faut donc :

$$p = \frac{x_{AC}}{x_{AB}} \cdot \frac{\gamma_{23}}{s}$$

AN: $p \approx 11 \text{ bars}$