

00h35

durée prof : 36'

plaquette de droite.

Q1 On isole la plaquette 2 en équilibre sous l'action de :

* du piston \rightarrow force : $N \vec{z}'$

* du bâti 0 \rightarrow glissière selon \vec{z}'

* du disque 2 \rightarrow pression p selon $+\vec{z}'$ (normale extérieure à la plaquette droite)

Le théorème de la résultante statique appliqué à la plaquette dans la direction \vec{z}' donne ainsi :

$$+N + \underbrace{\vec{R}_{0 \rightarrow p} \cdot \vec{z}'}_{=0 \text{ (glissière de direction } \vec{z}')}} + \iint_S (p) ds = 0$$

d'où $N = p S$

donc $N = \alpha p (r_2^2 - r_1^2)$

S s'obtient par intégration de la surface élémentaire ds

oh47
$$S = \iint_S r d\theta dr = \int_{r_1}^{r_2} r dr \int_{-\alpha}^{\alpha} d\theta = \frac{1}{2}(r_2^2 - r_1^2)(2\alpha) = \alpha(r_2^2 - r_1^2)$$

Q2 Varignon $\vec{V}_{ME110} = \vec{V}_{O' E110} + \vec{M}_{O'} \wedge \vec{\Omega}_{2110}$

O' car pivot en 0 entre 1 et 0

$(\vec{e}_r, \vec{e}_\theta, \vec{z})$

$$= -r \vec{e}_r \wedge \dot{\theta}_{10} \vec{z}$$

car $\vec{e}_r \wedge \vec{z} = -\vec{e}_\theta$

$$\vec{V}_{ME110} = r \dot{\theta}_{10} \vec{e}_\theta$$

D'après les lois de Coulomb du glissement :

$$\vec{V}_{ME110} \cdot d\vec{F}_{2 \rightarrow 1} < 0 \rightarrow d\vec{F}_{2 \rightarrow 1} \cdot \vec{e}_\theta < 0 \text{ car } \vec{V}_{ME110} \cdot \vec{e}_\theta > 0$$

$$\left| \frac{dT}{dN} \right| = f \rightarrow |dT| = f |dN|$$

$$|dT| = f p ds$$

\vec{z} normale dirigé à l'extérieur de 1 à 2

Finalement
$$d\vec{F}_{2 \rightarrow 1} = -p ds \vec{z} - f p ds \vec{e}_\theta$$

↑ frottement s'oppose au glissement $d\vec{F}_{2 \rightarrow 1} \cdot \vec{V}_{ME110} < 0$

1h00

$$\begin{aligned}
 \text{1h11 (Q3)} \quad \vec{M}_{0,2 \rightarrow 1} &= \iint_{S_{12}} \vec{OM} \wedge d\vec{F}_{2 \rightarrow 1} \\
 &= \iint_{S_{12}} r \vec{e}_r \wedge (-p ds \vec{z} - f p ds \vec{e}_\theta) \\
 &= \iint_{S_{12}} \underbrace{-r p ds (-\vec{e}_\theta)}_{\text{nul car poussée}} - r f p ds \vec{z} \\
 &\quad \text{symétrique sur les 2 surfaces.}
 \end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
 \text{1h16} \quad \vec{M}_{0,2 \rightarrow 1} &= 2 \iint_S -r f p ds \vec{z} \\
 \text{1h16} \quad \vec{M}_{0,2 \rightarrow 1} &= 2 f p \vec{z} \int_{r_1}^{r_2} r^2 dr \int_{-\alpha}^{\alpha} d\theta \\
 &= 2 f p \vec{z} \left[\frac{r^3}{3} \right]_{r_1}^{r_2} \left[\theta \right]_{-\alpha}^{\alpha} \\
 &= 2 f p \vec{z} \frac{r_2^3 - r_1^3}{3} 2\alpha
 \end{aligned}$$

$$\boxed{\vec{M}_{0,2 \rightarrow 1} = \frac{4}{3} f p (r_2^3 - r_1^3) \alpha \vec{z}}$$

1h22

Le moment correspond à ce que l'on appelle le couple de freinage.

(Q4) Les disques sont percés afin de faciliter leur refroidissement (lors des phases de freinage) grâce à l'air ambiant.