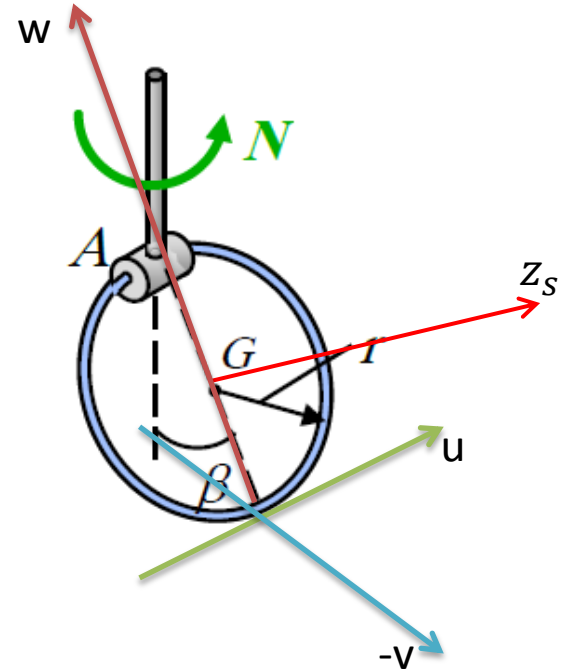


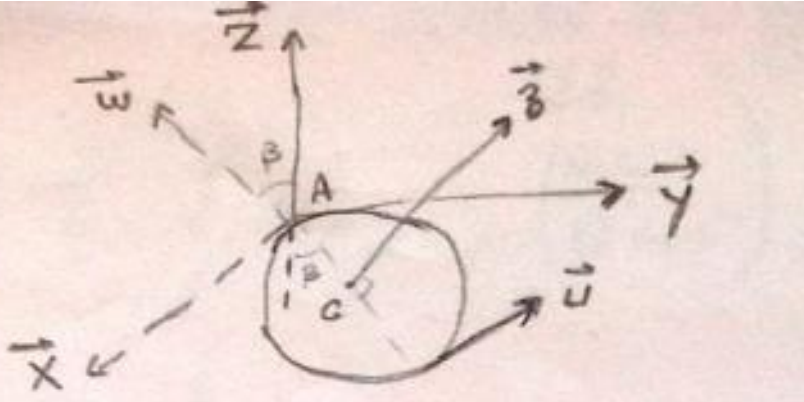
EXERCICE 6

Exercice 8 (Beer, F.P., Johanston, E.R., Mécanique pour ingénieurs, volume 2, McGraw-Hill, page 1207)
Traduction libre

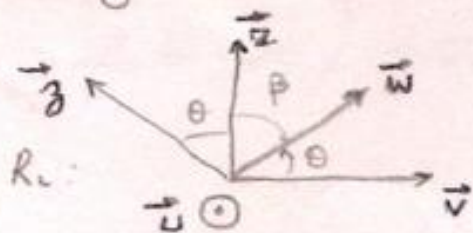
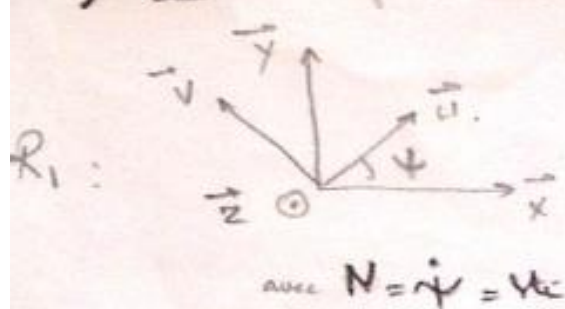
Un cerceau homogène de section négligeable, de masse m et de centre G est attaché par une bague à un arbre qui tourne avec une vitesse constante N .

- Calculer la matrice d'inertie du cerceau et son moment cinétique en G .
- En déduire le moment dynamique du cerceau en A .
- En utilisant le théorème du moment cinétique, montrer que l'angle β est constant et déterminer son expression. Aussi, déterminer N qui amène le cerceau à rester vertical ($\beta = 0$).





e) angle les repères associés aux angles d'Euler. (voir le schéma ci-haut).



$$\begin{cases} \beta = \pi/2 - \theta \\ \sin \beta = \cos \theta \\ \cos \beta = \sin \theta \end{cases}$$

le taux de rotation (l'angle entre β et θ est $\equiv \theta$ et ψ).

$$\vec{\Omega} = N \vec{z} + \dot{\theta} \vec{u} = N (\cos \theta \vec{z} + \sin \theta \vec{w}) + \dot{\theta} \vec{u}$$

$$\vec{\Omega} = \begin{pmatrix} \dot{\theta} \\ N \cos \theta \\ N \sin \theta \end{pmatrix} (\vec{u}, \vec{w}, \vec{z})$$

a) Moment d'inertie vu la symétrie



$$J_G = \begin{pmatrix} A & & \\ & A & \\ & & C \end{pmatrix}_{(G, \vec{u}, \vec{v}, \vec{z})} = \begin{pmatrix} A & & \\ & A & \\ & & C \end{pmatrix}_{(G, \vec{u}, \vec{w}, \vec{z})}$$

$$I_{Oz} = \int r^2 \lambda r d\theta \text{ avec } \lambda = \text{masse linéique}$$

$$I_{Oz} = r^3 \lambda \int_0^{2\pi} d\theta \text{ avec } \lambda = \frac{M}{2\pi r} \Rightarrow I_{Oz} = \frac{Mr^2}{2}$$

$$I_{Oy} = \int u^2 \lambda r d\theta \text{ et } I_{Ox} = \int y^2 \lambda r d\theta \Rightarrow I_{Ox} = I_{Oy} \Rightarrow I_{CM} = \frac{Mr^2}{2}$$

$$\text{Donc } A = \frac{Mr^2}{2} \text{ et } C = Mr^2$$

$$J_G = \frac{Mr^2}{2} \begin{pmatrix} 1 & 0 & 0 \\ 0 & 1 & 0 \\ 0 & 0 & 2 \end{pmatrix}$$

Moment Cinétique en G

$$\text{ou via le } \vec{\omega} = \begin{pmatrix} \dot{\theta} \\ N \dot{\alpha} \\ N \dot{\alpha} \sin \theta \end{pmatrix}_{(G, \vec{u}, \vec{z})}$$

$$\vec{\sigma}(G, S/R) = \frac{Mr^2}{2} \begin{pmatrix} A & & \\ & A & \\ & & C \end{pmatrix}_{(G, \vec{u}, \vec{z})} \begin{pmatrix} \dot{\theta} \\ N \dot{\alpha} \\ N \dot{\alpha} \sin \theta \end{pmatrix}_{(G, \vec{u}, \vec{z})}$$

$$\vec{\sigma}(G, S/R) = \frac{Mr^2}{2} \begin{pmatrix} \dot{\theta} \\ N \dot{\alpha} \\ 2N \dot{\alpha} \sin \theta \end{pmatrix}_{(G, \vec{u}, \vec{z})}$$

b) Lasten äquivalent in A

$$S(C, s/r) = \frac{d\vec{\sigma}(C, s/r)}{dt} \Big|_L = \frac{d\vec{\sigma}(C, s/r)}{dt} \Big|_{L_0} + \vec{\Omega} \wedge \vec{r}_0 / r_0 \wedge \vec{\sigma}(C, s/r)$$

$$= \frac{Mv^2}{L} \begin{pmatrix} \ddot{\theta} \\ N\dot{\omega} \\ -2N\dot{\omega} \end{pmatrix}_{(2,2,1)} + \begin{pmatrix} \dot{\theta} \\ v\omega \\ N\omega \end{pmatrix}_{(2,2,1)} \wedge \frac{Mv^2}{L} \begin{pmatrix} \dot{\theta} \\ N\omega \\ N\omega \end{pmatrix}_{(2,2,1)} = \frac{Mv^2}{L} \begin{pmatrix} \ddot{\theta} + N^2\omega^2 \\ 0 \\ -2N\dot{\omega} \end{pmatrix}_{(2,2,1)}$$

und

$$S(A, s/r) = S(C, s/r) + M \vec{\sigma}_C \wedge \vec{GA}$$

$$\vec{GA} = v \vec{\omega}$$

$$\vec{\sigma}_C = \frac{d\vec{AC}}{dt} = -v \frac{d\vec{\omega}}{dt} \Big|_L = -v \vec{\Omega} \wedge \vec{\omega} = -v \begin{pmatrix} \dot{\theta} \\ v\omega \\ N\omega \end{pmatrix}_{(2,2,1)} \wedge \begin{pmatrix} 0 \\ v \\ 0 \end{pmatrix}_{(2,2,1)}$$

$$\vec{\sigma}_C = v \begin{pmatrix} N\omega \\ 0 \\ -\dot{\theta} \end{pmatrix}_{(2,2,1)}$$

$$\vec{\sigma}_C = \frac{d\vec{\sigma}_C}{dt} \Big|_L = \frac{d\vec{\sigma}_C}{dt} \Big|_{L_0} + \vec{\Omega} \wedge \vec{r}_0 / r_0 \wedge \vec{\sigma}_C$$

$$= -v \begin{pmatrix} N\dot{\omega} \\ 0 \\ \dot{\theta} \end{pmatrix}_{(2,2,1)} + \begin{pmatrix} \dot{\theta} \\ v\omega \\ N\omega \end{pmatrix}_{(2,2,1)} \wedge \begin{pmatrix} vN\omega \\ 0 \\ -v\dot{\theta} \end{pmatrix}_{(2,2,1)} = \begin{pmatrix} -vN\dot{\omega} - v\dot{\theta}N\omega \\ vN^2\omega^2 - v\dot{\theta}^2 \\ -v\dot{\theta} - vN^2\omega^2 \end{pmatrix}_{(2,2,1)}$$

$$\vec{N} \vec{g} \wedge \vec{G} = M \begin{pmatrix} -r \dot{\theta} N \sin \theta \\ r N^2 \cos^2 \theta + r \ddot{\theta} \\ -r \ddot{\theta} - r N^2 \sin \theta \cos \theta \end{pmatrix} \wedge \vec{v} = \begin{pmatrix} 0 \\ \Lambda \\ 0 \end{pmatrix} (u, w, z).$$

$$= M \begin{pmatrix} r \ddot{\theta} + r N^2 \sin \theta \cos \theta \\ 0 \\ -2r \dot{\theta} N \sin \theta \end{pmatrix} (u, w, z)$$

Dans finalement

$$S(A, S/R) = \frac{M r}{2} \begin{pmatrix} \ddot{\theta} + N^2 \sin \theta \cos \theta + 2 \dot{\theta} + 2 N^2 \sin \theta \cos \theta \\ 0 \\ -2 N \dot{\theta} \sin \theta - 4 \dot{\theta} N \sin \theta \end{pmatrix} (u, w, z)$$

e) Équation du mouvement angulaire

$$S(A, S/R) = \vec{\Gamma}_A = \vec{A} \vec{G} \wedge (-u g \vec{z}) \\ = + r \vec{w} \wedge u g \vec{z} = r u g \cos \theta \vec{u}.$$

ou l'expression de $S(A, S/R)$.

$$\ddot{\theta} \sin \theta = 0 \quad \rightarrow \boxed{\ddot{\theta} = 0}$$

d'autre part $\dot{\theta} = 0$ et

$$\frac{3 M r^2 N^2 \sin \theta \cos \theta}{2} = r u g \cos \theta.$$

implément A et C par les expressions

$$\Rightarrow \frac{3vN^2}{2} \sin \theta = g.$$

$$\Rightarrow \sin \theta = \frac{2g}{3vN^2} = \cos \beta.$$

Quasi $\beta = 0$

$$\Rightarrow 1 = \frac{2g}{3vN^2} \Rightarrow N^2 = \frac{2g}{3v}$$