

Convection TD17

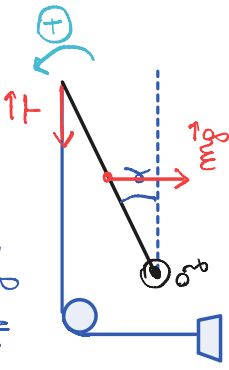
Exercice 1

Système : { Pont, bascule } Def : barre supposee galvanee

BalF : - poids mg

- tension du cable T

- reaction de l'axe Raxe



TMC scalaire equilibre  $\sum M_{Og} = 0$

$M_{Og}(R_{axe}) = 0$  car liaison parfaite

$M_{Og}(mg) = -mg \frac{L}{2} \cos \alpha$

$M_{Og}(T) = |T| L \sin \alpha$

equilibre du centre-poids  $\Rightarrow |T| = mg$

$Mg L \sin \alpha - mg \frac{L}{2} \cos \alpha = 0 \rightarrow \alpha = \frac{mg}{2Mg} = 1.2 \times 10^{-3} \text{ rad}$

Exercice 2

1) Systeme : { Solide }

Def de Geometrie (galileen)

BalF : forces de gravitation, tensions  
couple et axe de rotation donc de moment scalaire nul



TMC scalaire :  $L_{\Delta} = 0$

2)  $L_{\Delta} = 0 \frac{1}{2} m v_B^2 \frac{\Delta T}{T_S} = 0 \frac{1}{2} m v_{B_T}^2 \frac{\Delta T}{T_{MB}}$

3)  $T_{MB} = \left(\frac{R_T}{R_S}\right)^2 T_S$   
 $T_{MB} = 200 \text{ N}$

Exercice 3

1) Modelé le + approprié : cylindre creux car l'essentiel de la masse est située à l'extérieur.

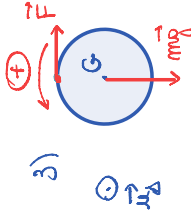
2)  $J_{\Delta}$  est d'autant plus grand que la masse est éloignée de l'axe pour rapport auquel on travaille

$J_{\Delta}$  (cylindre creux)  $>$   $J_{\Delta}$  (cylindre plein)  $\approx$  masse  $\times$  espacement

$m R^2 \uparrow$   $m v R^2 / 2$

3) Systeme : { barre } Def : barre supposee galvanee

BalF :  $\vec{F}$ ,  $m\vec{g}$ ,  $\vec{R}_{axe}$



$M_{\Delta}(m\vec{g}) = 0$  car  $m\vec{g}$  applique en G qui est l'axe  $O_G$   
 $M_{\Delta}(R_{axe}) = 0$  car liaison pivot parfaite  
 $M_{\Delta}(\vec{F}) = -FR$   
 $\left. \begin{matrix} M_{\Delta}(m\vec{g}) = 0 \\ M_{\Delta}(R_{axe}) = 0 \\ M_{\Delta}(\vec{F}) = -FR \end{matrix} \right\} M_{\Delta} = -FR$

4) TMC scalaire system :  $J_{\Delta} \ddot{\theta} = -FR = 0 \rightarrow \ddot{\theta}(t) = -\frac{F}{mR} t + \omega_0$  ( $\theta(0) = \omega_0$ )

et 5)  $\theta(t) = -\frac{F}{2mR} t^2 + \omega_0 t$  ( $\theta(0) = 0$ )

6)  $\theta(t_{trans}) = 2\pi$  il faut determiner  $t_{trans}$ .  $\dot{\theta}(t_{trans}) = 0 \rightarrow t_{trans} = \frac{mR \omega_0}{F}$

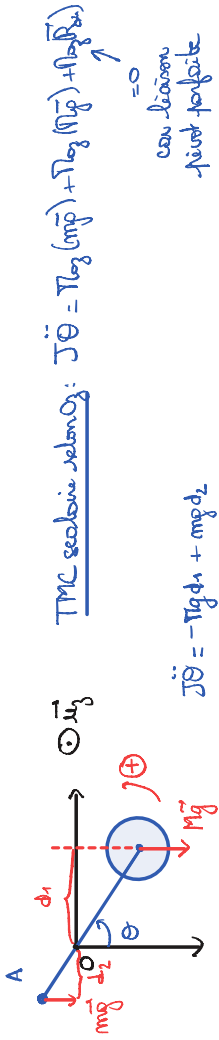
$2\pi = -\frac{F}{2mR} \frac{m^2 R^2 \omega_0^2}{F^2} + \frac{mR \omega_0^2}{F} = \frac{mR \omega_0^2}{2F} \Rightarrow F = \frac{mR \omega_0^2}{4\pi} = 13 \text{ N}$

Exercice 4

1) Quand  $\alpha \uparrow$ ,  $J_{\Delta}$  : on éloigne l'axe de la masse, celle-ci est plus éloignée de l'axe de rotation donc  $J_{\Delta}$ .

2) Systeme : { metronome } Def : barre supposee galvanee

BalF : - poids =  $m\vec{g} + M\vec{g}$  appliqué en C  
-  $\vec{R}_{axe}$  appliqué en A



TMC selon  $O_2$ :  $J\ddot{\theta} = \tau_{O_2}(mg) + \tau_{O_2}(R_A) + \tau_{O_2}(R_B)$   
 cas liaison pivot parfaite  $\Rightarrow$   $\tau_{O_2}(R_A) = \tau_{O_2}(R_B) = 0$

$J\ddot{\theta} = -\tau_{O_2}(d_1) + mg d_2$

bloc de liaison:  $d_1 = l \sin \theta$   $\Rightarrow$   $J\ddot{\theta} = -g(l \sin \theta - m d_2) \sin \theta$

$\ddot{\theta} + g \frac{l \sin \theta}{J} \sin \theta = 0$

$\ddot{\theta} + g \frac{l \sin \theta}{J} \sin \theta = 0$

$T_0 = 2\pi \sqrt{\frac{J}{Mg(l - md_2)}}$

4) 100 battements/min  $\Rightarrow$  50 périodes/min  $\Rightarrow T_0 = \frac{60}{50} = 1.2s$

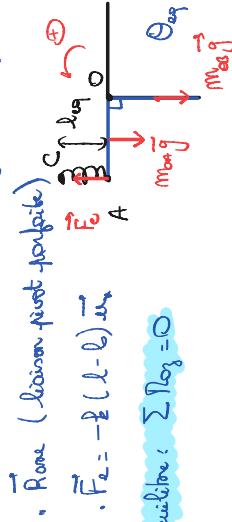
5)  $\downarrow$  le nb de battements  $\Rightarrow \uparrow T_0$

$T_0 = 2\pi \sqrt{\frac{mm^2 + \frac{1}{2} m l^2 + M l^2}{g M l - g m d_2}}^{1/2}$   $\rightarrow$  si  $\alpha$  augmente

Exercice 5

1) Système: { Solide de masse M }  $\text{Rel:}$  liaison support glissant

Def: { Arête (déterminé en 2):  $m_{O_2} \vec{g} + m \vec{e}_y$  }  $m_{O_2} = m_{O_1} = \frac{M}{2}$



$\vec{F}_2 = -\frac{1}{2}(l-l)\vec{e}_x$   $\rightarrow$  le sens de  $\vec{F}_2$  se déduit de l'équation

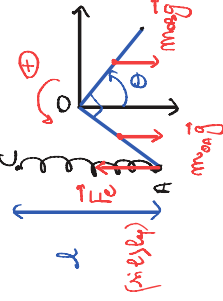
A l'équilibre:  $\sum \tau_{O_2} = 0$

$\sum \tau_{O_2} = \tau_{O_2}(m_{O_2} \vec{g}) + \tau_{O_2}(m \vec{e}_y) + \tau_{O_2}(\vec{F}_2) + \tau_{O_2}(\vec{R}_{O_1}) + \tau_{O_2}(\vec{R}_{O_2})$   
 $\Rightarrow$  cas coupe ligne (biensur pivot)

$\Rightarrow$  cas coupe ligne de rotation

$\frac{1}{2} m g = \frac{1}{2} g (l - l) \rightarrow l_{O_2} = l_0 + \frac{1}{4} l$

2) Hwa équation:  $\theta \neq 0$   $\Rightarrow$  TMC selon  $O_2$ :



$J\ddot{\theta} = \sum \tau_{O_2} \Leftrightarrow J\ddot{\theta} = -\frac{1}{2} m g l \sin \theta + \frac{1}{2} m g l \cos \theta - \frac{1}{2} (l-l) 2 m g \cos \theta$

$l = l_{eq} + 2 a \sin \theta$

$4 \frac{M a^2}{3} \ddot{\theta} = -\frac{1}{2} m g l \sin \theta + \frac{1}{2} m g l \cos \theta - \left( \frac{1}{2} m g l + 2 l a \sin \theta \right) 2 m g \cos \theta$

$4 \frac{M a^2}{3} \ddot{\theta} = -\left( \frac{M}{2} g a + 4 l a \cos \theta \right) \sin \theta$

Approximation des petits angles:  $\sin \theta \approx \theta$  et  $\cos \theta \approx 1$  (pour linéariser)

$\ddot{\theta} + \left( \frac{2g}{l} + \frac{3g}{a} \right) \sin \theta = 0 \rightarrow T_0 = 2\pi \sqrt{\frac{2l}{M} + \frac{3g}{g a}}$

Exercice 6

1) a)

Système: { Astre }  $\text{Rel:}$  liaison support glissant

Def:  $\cdot$   $m \vec{g}$  appliqué en G axe de rotation  $\Rightarrow M_A(m \vec{g}) = 0$

$\cdot$  couple moteur  $M_0 = C_{m0} = \frac{1}{2} I$

$\cdot$  Rôle du moment nul en l'absence de frottements

TMC selon  $O_2$ :  $J \frac{d\omega}{dt} = \frac{1}{2} I$

b)  $\omega(t) = \frac{1}{2} I t$

c)  $T_0 = 0.8s$

2) On rajoute des frottements:  $\Delta$  moments  $\propto 0$ .

a) le TMC selon  $O_2$  devient:  $J \frac{d\omega}{dt} = -\lambda \omega + \frac{1}{2} I - C_s$

b) Régime permanent  $\omega = 0$   $\omega_{sp} = \frac{\frac{1}{2} I - C_s}{\lambda} = \frac{1.800 \text{ rad.s}^{-1}}{\lambda}$

c)  $T = 3T_0$  avec  $T = \frac{2\pi}{\lambda}$  ( $> T_0$ , logarithme...)

3)  $J \frac{d\omega}{dt} = C_m (1 + \eta \cos(\Omega t)) - \lambda \omega - C_s$

$\omega = \omega_0 (1 + \varepsilon(t))$  où  $\omega_0 = \frac{C_m - C_s}{\lambda}$

$J \omega_0 \frac{d\varepsilon}{dt} = C_m + \eta C_m \cos(\Omega t) - \lambda \omega_0 - \lambda \omega_0 \varepsilon - C_s$

$\frac{d\varepsilon}{dt} = \frac{C_m - C_s}{J \omega_0} - \frac{\lambda}{J} \varepsilon + \frac{\eta}{J \omega_0} C_m \cos(\Omega t)$

$\frac{d\varepsilon}{dt} + \frac{\lambda}{J} \varepsilon = \frac{\eta}{J \omega_0} C_m \cos(\Omega t)$  ( $\zeta = \frac{J}{\lambda}$ )

4) la solution homogène de la forme  $\varepsilon(t) = A \exp(-t/\zeta)$  tend rapidement vers 0 (RPF)

$\varepsilon(t) = \varepsilon_p$  solution particulière de la forme  $a \cos(\Omega t + \varphi)$  (RPF)

5) On pose en C:  $j \Omega \varepsilon + \frac{1}{\zeta} \varepsilon = \frac{\eta}{J \omega_0} C_m e^{j \Omega t}$

$\varepsilon = \frac{\eta C_m e^{j \Omega t}}{j \Omega + \frac{1}{\zeta}}$

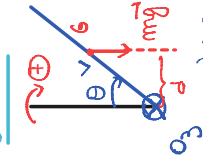
$a = \frac{\eta C_m}{J \omega_0 \sqrt{\frac{1}{\zeta^2} + \Omega^2}}$

$a = \frac{C_m \eta}{\omega_0 (\lambda^2 + J^2 \Omega^2)}$

$\varphi = \arg(\zeta - j \Omega) = -\arctan(\Omega \zeta)$

6) le calcul d'inertie permet d'augmenter  $J$  et donc de diminuer l'amplitude des oscillations de  $\omega(t)$ .

Exercice 7



1) TRC relative selon  $O_G$ :  $J \ddot{\theta} = mg \frac{L}{2} \sin \theta$  ( $\theta \uparrow$ ,  $\theta$  positif dans  $\sin \theta \neq 0$ )

2)  $J \ddot{\theta} \ddot{\theta} = mg \frac{L}{2} \sin \theta$  (lors de l'arrêt)

En intégrant entre  $t=0$  et  $t$ :  $J \frac{\dot{\theta}^2}{2} = -mg \frac{L}{2} (\cos \theta - \cos \theta_0)$

Set  $\dot{\theta} = \left( \frac{2g}{L} (\cos \theta_0 - \cos \theta) \right)^{1/2}$  ( $\dot{\theta} > 0$ )

3)  $dt = \frac{d\theta}{\left( \frac{2g}{L} (\cos \theta_0 - \cos \theta) \right)^{1/2}}$  on intègre entre  $\theta = \theta_0$  et  $\theta = \pi/2$  (au sol)

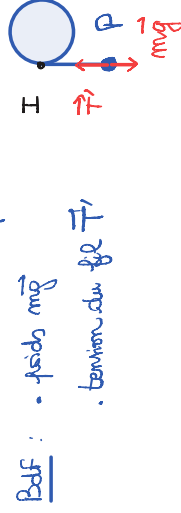
$T = \int_{\theta_0}^{\pi/2} \frac{1}{\left( \cos \theta_0 - \cos \theta \right)^{1/2}} d\theta$   $T = 5,1 s$

5,1 pour  $\theta_0 = 5,1 s$

Exercice 8

1) le fil étant inextensible et tendu, tous les points du fil ont la même vitesse instantanée:  $v$  (l'incontact avec le cylindre) =  $v$  (ME fil "libre")  $\Leftrightarrow R \omega = \dot{z}$

2) Système: { masse m (P) } P.F.F: tensions supportés globales



P.F.F:  $m \ddot{z} \vec{u}_z = mg \vec{u}_g + \vec{T}' \Rightarrow \vec{T}' = m(\ddot{z} - g) \vec{u}_z$

• Action relative par le fil de la part du contrepois:  $-\vec{T}'$  en P ( $3^o$  loi de Newton)

• Le fil est inextensible et de masse négligeable: la norme de la tension est la même en tout point du fil.  $T \text{ en I} = T \text{ en P}$

$\vec{T} = m(Lg - \ddot{z}) \vec{u}_z$

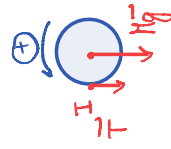
3) Système: { cylindre } P

P.F.F: • poids  $M \vec{u}_g = 0$  car  $M \vec{u}_g$  couple d'une  $O_m$

• frottements de moment  $\vec{T} = -\lambda \omega$  par rapport à  $O_m$

• tension en I de moment  $T_m(\vec{T}) = m(Lg - \ddot{z}) R$

$T_m \frac{d\omega}{dt} = -\lambda \omega + mgR - mR^2 \frac{d\omega}{dt} \rightarrow \frac{d\omega}{dt} + \frac{\lambda}{J_m + mR^2} \omega = \frac{mgR}{J_m + mR^2}$



4) On peut poser  $\vec{G} = \frac{J_{\text{cm}} + mR^2}{\lambda}$  et  $\omega_p = \frac{mgR}{\lambda}$  on parle de  $\omega$  en régime permanent.

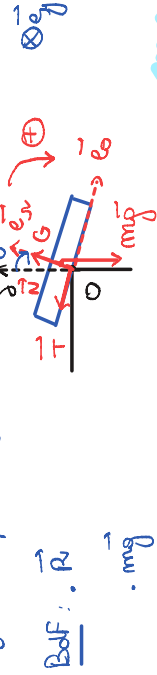
$\omega(t) = (\omega_0 - \omega_p) \exp(-\gamma t) + \omega_p$      $\omega = \omega_p$  au bout de 5G  $\rightarrow$  régime permanent.

Rq: en rotant les fin chose en équilibre le système (cylindre + contre-poids) avec  $J_{\text{cm}} = J_{\text{cm}} + mR^2$ ,  $\vec{T}$  est interne, elle n'intervient pas dans le bilan des forces mais il faut mettre  $mg$ .

Exercice 9

1) Système : { tontine }

Pell: tontine supporté globalement



TMC scalaires selon  $O_y$ :  $J_{\text{cm}} \ddot{\theta} = mge \sin \theta$

$\ddot{\theta} = \frac{3ge}{a^2 + l^2} \sin \theta$

2)  $x \dot{\theta}$  et on intègre:  $\dot{\theta}^2 = \frac{3ge}{a^2 + l^2} (\cos \theta_0 - \cos \theta)$      $\eta = \frac{c}{a}$

$\rightarrow \omega^2 = \frac{6g\eta}{a(1+l\eta^2)} (1 - \cos \theta)$

3)  $\vec{\sigma}_G = -e \dot{\theta} \vec{u}_\omega + e \ddot{\theta} \vec{u}_\theta$  (tant que la tontine ne glisse pas)

4)  $-me \dot{\theta}^2 = -mg \cos \theta + N$

$me \ddot{\theta} = mg \sin \theta + T$

5)  $N = mg \cos \theta - m \frac{6g\eta^2}{1+l\eta^2} (1 - \cos \theta) = m \frac{6g\eta^2}{1+l\eta^2} + mg (1 + \frac{6\eta^2}{1+l\eta^2}) \cos \theta$

$T = m \frac{3ge}{a^2 + l^2} \sin \theta - mg \sin \theta = mg \sin \theta (\frac{3\eta^2}{1+l\eta^2} - 1)$      $\leftarrow = -|\vec{T}|!$

6) Condition de glissement  $|\vec{T}| = f |\vec{N}|$

$(-6mg\eta^2 + mg(1+6\eta^2) \frac{\sqrt{2}}{2}) f = mg \frac{\sqrt{2}}{2} (3\eta^2 + 1)$

$mg \frac{\sqrt{2}}{2} f = mg \frac{\sqrt{2}}{2} (1 - 3\eta^2) \Rightarrow mg \frac{\sqrt{2}}{2} f = 1$

7)  $\Omega = \dot{\theta}$  pour  $\theta = \frac{\pi}{4}$      $\Omega = \omega_0 (1 - \frac{\sqrt{2}}{2})^{1/2}$      $\omega_0^2 = \frac{6\eta g}{a(1+l\eta^2)}$

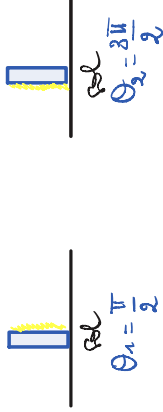
$\theta(t) = \frac{\pi}{4} + \Omega t$



La tontine retombe à la

parce que  $\theta(\text{sel}) < \frac{\pi}{4}$

ou si  $\theta(\text{sel}) > \frac{3\pi}{4}$



9) Système : { G }    Bdf:  $m\vec{g}$

a)  $z_G(t) = \frac{1}{2} g t^2 \rightarrow \vec{G} = \sqrt{\frac{2\Delta}{g}}$      $\vec{G} = 0,39g$

b)  $\theta(\vec{G}) = \frac{\pi}{4} + (\frac{6\eta g}{a(1+l\eta^2)} (1 - \frac{\sqrt{2}}{2}))^{1/2} \times \vec{G} = 3,3 \text{ rad}$     ( $\eta = 1/20$ )

$\theta(\vec{G}) = 189^\circ$      $\theta_1 < \theta(\vec{G}) < \theta_2$      $\rightarrow$  la tontine retombe sur le côté

beaucoup.