

### Evaluation 1 de mécanique du point matériel (durée 1h30)

#### Exercice 1 : (12 points)

Soient  $R(O,xyz)$  un référentiel absolu galiléen muni de la base  $(\vec{i}, \vec{j}, \vec{k})$  et  $R_1(O,x_1y_1z)$  un référentiel relatif muni de la base  $(\vec{e}_\rho, \vec{e}_\varphi, \vec{k})$ . Dans le plan horizontal ( $xOy$ ), un cercle ( $C$ ) rigide de rayon  $a$  et de centre  $c$  est maintenu fixe. L'origine  $O$  des repères  $R$  et  $R_1$  est un point de la circonférence du cercle ( $C$ ). Un anneau  $M$  de masse  $m$  est assujetti à se déplacer sans frottements sur le cercle ( $C$ ). L'anneau  $M$  est repéré par :  $\vec{OM} = 2a \sin \varphi \vec{e}_\rho$  où  $\varphi$  est l'angle formé par les vecteurs  $\vec{i}$  et  $\vec{e}_\rho$ , avec  $0 < \varphi < \pi$ . L'anneau  $M$  est attaché à l'extrémité d'un ressort de raideur  $K$  et de longueur à vide  $a$ . L'autre extrémité du ressort est fixée au point  $O$ . En plus de la force de rappel  $\vec{F}$  exercée par le ressort, l'anneau  $M$  est soumis à la réaction  $\vec{R}$  du cercle et à son propre poids  $\vec{P}$ . On désigne par  $(\tau, n, k)$  la base de Frenet (voir figure).

L'expression vectorielle de la réaction  $\vec{R}$  sera exprimée dans la base  $(\tau, n, k)$  et tous les autres vecteurs doivent être exprimés dans la base  $(\vec{e}_\rho, \vec{e}_\varphi, \vec{k})$ .

1°) Calculer le vecteur vitesse absolue  $\vec{v}_a(M) = \vec{V}(M/R)$ .

2°) En déduire les expressions des vecteurs tangent  $\vec{\tau}$  et normal  $\vec{n}$  à la trajectoire absolue au point  $M$ .

3°) Donner l'expression du vecteur vitesse angulaire  $\vec{\omega}(R_1/R)$  de rotation du repère  $R_1$  par rapport à  $R$ .

4°) a) Déterminer les vitesses relative  $\vec{v}_r(M)$  et d'entraînement  $\vec{v}_e(M)$ .

b) Déterminer les accélérations relative  $\vec{\gamma}_r(M)$ , d'entraînement  $\vec{\gamma}_e(M)$  et de Coriolis  $\vec{\gamma}_c(M)$  de  $M$ .

5°) Donner les expressions des forces appliquées au point  $M$  dans le repère relatif  $R_1$ .

6°) Ecrire le principe fondamental de la dynamique (PFD) appliqué à  $M$  dans  $R_1$ .

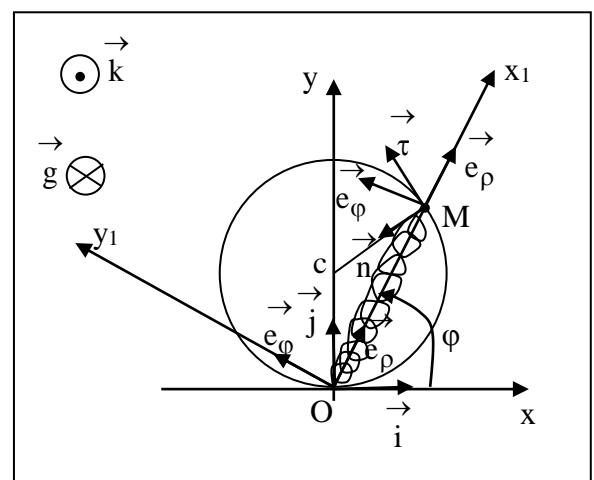
7°) a) En projetant l'équation vectorielle obtenue par

application du PFD (question 6) sur le vecteur  $\vec{\tau}$ , établir l'équation différentielle du mouvement de  $M$ .

b) Que devient cette équation différentielle pour les faibles valeurs de  $\varphi$  (on prendra  $\sin\varphi=\varphi$  et  $\cos\varphi=1$ ) ?

8°) En projetant le PFD sur les vecteurs  $\vec{n}$  et  $\vec{k}$ ,

trouver les composantes de la réaction  $\vec{R}$ .



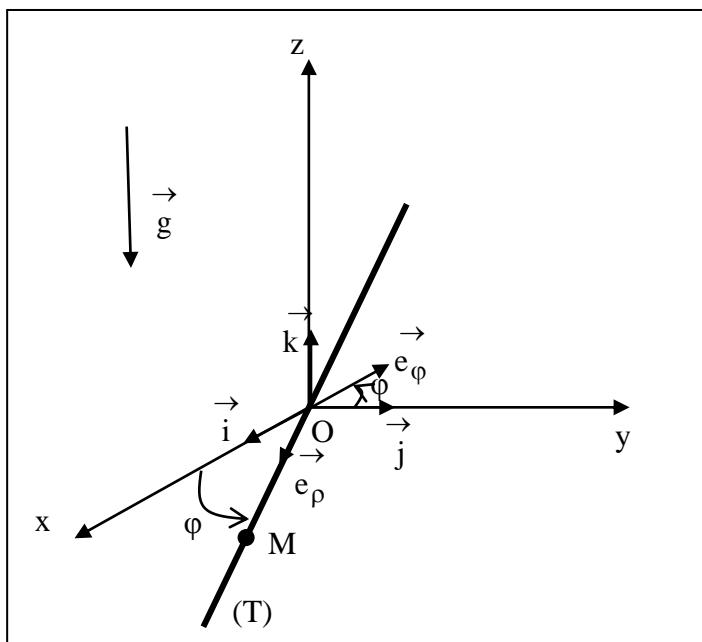
### Exercice 2 : (8 points)

Soient  $R(O,xyz)$  un référentiel orthonormé direct et galiléen, muni de la base  $(\vec{i}, \vec{j}, \vec{k})$  et  $M$  un point matériel de masse  $m$ . Le point  $M$  glisse sans frottements le long d'une tige  $(T)$ , de longueur  $4a$  ( $a > 0$ ), qui tourne dans le plan horizontal  $(xOy)$  autour de son centre  $O$  avec une vitesse angulaire  $\omega$  constante (l'angle de rotation est  $\varphi = \omega t$ , avec  $\omega > 0$  et  $t$  désigne le temps).  $M$  est soumis, en plus de son poids  $\vec{P}$  et de la réaction de la tige  $\vec{R}$ , à une force  $\vec{F} = F\vec{e}_\rho$ . Dans ces conditions, le mouvement de  $M$  le long de la tige  $(T)$  suit la loi  $\vec{OM} = a \sin(\omega t) \vec{e}_\rho$ . On désigne par  $(\vec{e}_\rho, \vec{e}_\varphi, \vec{k})$  la base directe cylindrique liée à la tige (voir figure 2).

Toutes les expressions vectorielles doivent être exprimées dans la base  $(\vec{e}_\rho, \vec{e}_\varphi, \vec{k})$ .

- 1) Calculer la vitesse  $\vec{V}(M/R)$  et l'accélération  $\vec{\gamma}(M/R)$  de  $M$  dans  $R$  en fonction de  $a$ ,  $t$  et  $\omega$ .
- 2) Déterminer le moment cinétique,  $\sigma_O(M/R)$ , par rapport au point  $O$  de  $M$  ainsi que sa dérivée par rapport au temps dans le repère  $R$ .
- 3) Déterminer les moments dynamiques de chacune des forces agissant sur le point  $M$ .
- 4) En appliquant le théorème du moment cinétique, trouvez les expressions des composantes de la réaction  $\vec{R}$ .
- 5) Déterminer l'énergie cinétique,  $E_c(M/R)$ , du point  $M$  ainsi que sa dérivée par rapport au temps dans le repère  $R$ .
- 6) Déterminer les puissances de chacune des forces agissant sur le point  $M$ .
- 7) En appliquant le théorème de l'énergie cinétique, trouver l'expression de la force  $F$ .

Figure 2



## Corrigé de l'évaluation 1 (2019-2020)

### Exercice 1 :

$$1^\circ) \text{ Le vecteur vitesse absolue : } \vec{V}(M/R) = \frac{d(2a \sin \varphi \vec{e}_\rho)}{dt} \Bigg|_R = 2a \dot{\varphi} \cos \varphi \vec{e}_\rho + 2a \dot{\varphi} \sin \varphi \vec{e}_\varphi. \quad (0.5)$$

$$\left| \vec{V}(M/R) \right| = 2a \dot{\varphi}$$

$$2^\circ) \vec{\tau} = \frac{\vec{V}(M/R)}{\left| \vec{V}(M/R) \right|} = \cos \varphi \vec{e}_\rho + \sin \varphi \vec{e}_\varphi. \quad (0.5)$$

$$\vec{n} = \vec{k} \wedge \vec{\tau} = -\sin \varphi \vec{e}_\rho + \cos \varphi \vec{e}_\varphi. \quad (0.5)$$

$$3^\circ) \vec{\omega}(R_1/R) = \dot{\varphi} \vec{k}. \quad (0.5)$$

$$4^\circ) \text{ a) } \vec{v_r}(M) = \frac{d \vec{OM}}{dt} \Bigg|_{R_1} = 2a \dot{\varphi} \cos \varphi \vec{e}_\rho, \quad (0.5)$$

$$\vec{v_e}(M) = \vec{\omega}(R_1/R) \wedge \vec{OM} = \dot{\varphi} \vec{k} \wedge 2a \sin \varphi \vec{e}_\rho = 2a \dot{\varphi} \sin \varphi \vec{e}_\varphi. \quad (0.5)$$

$$\text{b) } \vec{\gamma_r}(M) = \frac{d \vec{v_r}(M)}{dt} \Bigg|_{R_1} = 2a(\ddot{\varphi} \cos \varphi - \dot{\varphi}^2 \sin \varphi) \vec{e}_\rho. \quad (0.5)$$

$$\vec{\gamma_e}(M) = \frac{d \vec{\omega}(R_1/R)}{dt} \wedge \vec{OM} + \vec{\omega}(R_1/R) \wedge (\vec{\omega}(R_1/R) \wedge \vec{OM}) = \dot{\varphi} \vec{k} \wedge 2a \sin \varphi \vec{e}_\rho + \dot{\varphi} \vec{k} \wedge 2a \dot{\varphi} \sin \varphi \vec{e}_\varphi.$$

$$\vec{\gamma_e}(M) = -2a \dot{\varphi}^2 \sin \varphi \vec{e}_\rho + 2a \dot{\varphi} \sin \varphi \vec{e}_\varphi. \quad (0.5)$$

$$\vec{\gamma_c}(M) = \vec{\omega}(R_1/R) \wedge \vec{v_r}(M) = 2\dot{\varphi} \vec{k} \wedge 2a \dot{\varphi} \cos \varphi \vec{e}_\rho = 4a \dot{\varphi}^2 \cos \varphi \vec{e}_\varphi. \quad (0.5)$$

5°) Bilan des forces appliquées à M dans R<sub>1</sub> non galiléen :

➤ Forces réelles ou extérieures :

$$\text{Poids de } M : \vec{P} = -mg \vec{k} \quad (0.5)$$

$$\text{Réaction du cercle sur } M : \vec{R} = \vec{R}_\tau \vec{\tau} + \vec{R}_n \vec{n} + \vec{R}_z \vec{k} = \vec{R}_n \vec{n} + \vec{R}_z \vec{k} \quad (0.5)$$

$\vec{R}_\tau = 0$  car le point M se déplace sur le cercle sans frottements. (0.5)

$$\text{Force de rappel du ressort : } \vec{F} = -K(\ell - \ell_0) \vec{e}_\rho = -K(2a \sin \varphi - a) \vec{e}_\rho \quad (0.5)$$

$$\vec{F} = -Ka(2 \sin \varphi - 1) \vec{e}_\rho \quad (0.5)$$

➤ Forces d'inertie ou intérieures :

$$\text{Force d'inertie d'entraînement : } \vec{F_e} = -m \vec{\gamma_e}(M) = 2am \dot{\varphi}^2 \sin \varphi \vec{e}_\rho - 2am \dot{\varphi} \sin \varphi \vec{e}_\varphi \quad (0.5)$$

$$\text{Force d'inertie de Coriolis : } \vec{F}_c = -m \gamma_c(\vec{M}) = -4am\dot{\varphi}^2 \cos \varphi \vec{e}_\varphi \quad (0.5)$$

6°) P.F.D. appliqué à M dans R<sub>1</sub> :

$$\begin{aligned} m \gamma_r(\vec{M}) &= \vec{P} + \vec{R} + \vec{F} + \vec{F}_e + \vec{F}_c \\ 2am(\dot{\varphi}^2 \cos \varphi - \dot{\varphi} \sin \varphi) \vec{e}_\rho &= -mg \vec{k} + R_n \vec{n} + R_z \vec{k} - aK(2 \sin \varphi - 1) \vec{e}_\rho + 2am\dot{\varphi}^2 \sin \varphi \vec{e}_\rho \\ &\quad - 2am\dot{\varphi} \sin \varphi \vec{e}_\varphi - 4am\dot{\varphi} \cos \varphi \vec{e}_\varphi \end{aligned} \quad (1)$$

7°) a) Projection de l'équation vectorielle obtenue à la question 6 sur  $\vec{\tau}$  :

$$\text{Nous avons : } \vec{\tau} \cdot \vec{e}_\rho = \cos \varphi, \quad \vec{\tau} \cdot \vec{e}_\varphi = \sin \varphi, \quad \vec{\tau} \cdot \vec{k} = 0 \text{ et } \vec{\tau} \cdot \vec{n} = 0 :$$

$$\begin{aligned} \text{D'où : } 2am(\dot{\varphi}^2 \cos \varphi - \dot{\varphi} \sin \varphi) \cos \varphi &= -aK(2 \sin \varphi - 1) \cos \varphi + 2am\dot{\varphi}^2 \sin \varphi \cos \varphi \\ &\quad - 2am\dot{\varphi} \sin^2 \varphi - 4am\dot{\varphi} \cos \varphi \sin \varphi \end{aligned} \quad (1)$$

$$\text{Ce qui donne : } 2am\ddot{\varphi} = -Ka(2 \sin \varphi - 1) \cos \varphi \Rightarrow 2m\ddot{\varphi} = -K(2 \sin \varphi - 1) \cos \varphi$$

$$\text{b) Dans le cas où } \varphi \text{ est très faible (sin}\varphi=\varphi \text{ et cos}\varphi=1\text{), nous avons : } \ddot{\varphi} + \frac{K}{m}\varphi = \frac{K}{2m}. \quad (0.5)$$

9) Projection sur  $\vec{n}$  :

$$\text{Nous avons : } \vec{n} \cdot \vec{e}_\rho = -\sin \varphi, \quad \vec{n} \cdot \vec{e}_\varphi = \cos \varphi, \quad \vec{n} \cdot \vec{k} = 0 \text{ et } \vec{n} \cdot \vec{n} = 1 :$$

$$\begin{aligned} 2am(\dot{\varphi}^2 \cos \varphi - \dot{\varphi} \sin \varphi)(-\sin \varphi) &= R_n + Ka(2 \sin \varphi - 1) \sin \varphi - 2am\dot{\varphi}^2 \sin^2 \varphi \\ &\quad - 2am\dot{\varphi} \sin \varphi \cos \varphi - 4am\dot{\varphi} \cos^2 \varphi \end{aligned} \quad (1)$$

$$R_n = 4am\dot{\varphi}^2 - Ka(2 \sin \varphi - 1) \sin \varphi \quad (0.5)$$

$$\text{Projection sur } \vec{k} : \quad R_z = mg. \quad (0.5)$$

### Exercice 2 :

$$1^\circ) \vec{V}(M/R) = \left. \frac{d \vec{OM}}{dt} \right|_R = a\omega \cos(\omega t) \vec{e}_\rho + a\omega \sin(\omega t) \vec{e}_\varphi \quad (0.5)$$

$$\vec{\gamma}(M/R) = \left. \frac{d^2 \vec{OM}}{dt^2} \right|_R = 2a\omega^2 [-\sin(\omega t) \vec{e}_\rho + \cos(\omega t) \vec{e}_\varphi] \quad (0.5)$$

$$2^\circ) \vec{\sigma}_O(M/R) = \vec{OM} \wedge m \vec{V}(M/R) = a \sin(\omega t) \vec{e}_\rho \wedge m(a\omega \cos(\omega t) \vec{e}_\rho + a\omega \sin(\omega t) \vec{e}_\phi) = ma^2 \omega \sin^2(\omega t) \vec{k} \quad (1)$$

$$\left. \frac{d\vec{\sigma}_O(M/R)}{dt} \right|_R = 2ma^2 \omega^2 \sin(\omega t) \cos(\omega t) \vec{k} \quad (0.5)$$

3°) Moments dynamiques :

$$\vec{\delta}_O(F) = \vec{OM} \wedge m \vec{F} = a \sin(\omega t) \vec{e}_\rho \wedge F \vec{e}_\rho = 0 \quad (0.5)$$

$$\vec{\delta}_O(P) = \vec{OM} \wedge \vec{P} = a \sin(\omega t) \vec{e}_\rho \wedge (-mg) \vec{k} = amg \sin(\omega t) \vec{e}_\phi \quad (0.5)$$

$$\vec{\delta}_O(R) = \vec{OM} \wedge \vec{R} = a \sin(\omega t) \vec{e}_\rho \wedge (R_\phi \vec{e}_\rho + R_z \vec{k}) = a \sin(\omega t) R_\phi \vec{k} - a \sin(\omega t) R_z \vec{e}_\phi = a \sin(\omega t) (-R_z \vec{e}_\phi + R_\phi \vec{k}) \quad (0.5)$$

4° Théorème du moment cinétique :

$$\begin{aligned} \left. \frac{d\vec{\sigma}_O(M/R)}{dt} \right|_R &= \vec{\delta}_O(F) + \vec{\delta}_O(P) + \vec{\delta}_O(R) \\ \Rightarrow 2ma^2 \omega^2 \sin(\omega t) \cos(\omega t) \vec{k} &= a \sin(\omega t)((mg - R_z) \vec{e}_\phi + R_\phi \vec{k}) \\ \Rightarrow R_\phi &= 2ma\omega^2 \cos(\omega t) \quad (0.5) \\ R_z &= mg. \quad (0.5) \end{aligned}$$

$$5^\circ) E_c(M/R) = \frac{1}{2} m \vec{V}^2(M/R) = \frac{1}{2} m(a\omega)^2 \quad \text{et} \quad \frac{dE_c(M/R)}{dt} = 0. \quad (0.5)$$

6°) Puissances :

$$P(F) = \vec{F} \cdot \vec{V}(M/R) = F \vec{e}_\rho \cdot (a\omega \cos(\omega t) \vec{e}_\rho + a\omega \sin(\omega t) \vec{e}_\phi) = Fa\omega \cos(\omega t) \quad (0.5)$$

$$P(P) = \vec{P} \cdot \vec{V}(M/R) = -mgF \vec{k} \cdot (a\omega \cos(\omega t) \vec{e}_\rho + a\omega \sin(\omega t) \vec{e}_\phi) = 0 \quad (0.5)$$

$$P(R) = \vec{R} \cdot \vec{V}(M/R) = (R_\phi \vec{e}_\phi + R_z \vec{k}) \cdot (a\omega \cos(\omega t) \vec{e}_\rho + a\omega \sin(\omega t) \vec{e}_\phi) \quad (0.5)$$

$$P(R) = R_\phi a\omega \sin(\omega t) = 2ma^2 \omega^2 \cos(\omega t) \sin(\omega t). \quad (0.5)$$

7°) Théorème de l'énergie cinétique :

$$\begin{aligned} \frac{dE_c(M/R)}{dt} &= P(F) + P(P) + P(R) \\ \Rightarrow 0 &= Fa\omega \cos(\omega t) + 2ma^2 \omega^2 \cos(\omega t) \sin(\omega t) \quad \Rightarrow \quad F = -2ma\omega^2 \sin(\omega t) \quad (0.5) \end{aligned}$$