

PRIMER PARCIAL – Física 1 Verano 2024 – DF FCEN UBA

IMPORTANTE: Hacer los problemas en hojas separadas. Justificar todas las respuestas.
Poner nombre y apellido en todas las hojas y enumerar según: 1/5, 2/5, ..., 5/5

Problema 1

Una masa m_2 se encuentra sobre un plano horizontal, encima de m_2 se encuentra otra masa m_1 que a su vez está conectada a través de un sistema de poleas y sogas ideales con otra masa m_3 que se mueve sobre un arco de circunferencia según se muestra en la figura 1. La polea A es móvil mientras que la polea B y el anclaje O están fijos. Sólo existe rozamiento entre las superficies de m_1 y m_2 con coeficientes estático y dinámico $\mu_e = 1/6$ y $\mu_d (< \mu_e)$, respectivamente. No hay rozamiento entre m_2 y el plano horizontal ni entre m_3 y la base del arco de circunferencia. Hay gravedad. Considere que $m_1 = m_2 = m_3 = m$.

- Realice los diagramas de cuerpo libre e identifique claramente los pares de interacción de todas las fuerzas. Escriba las ecuaciones de Newton correspondientes y las ecuaciones de vínculo.
- Encuentre el rango de valores de θ para el cual m_1 no desliza respecto de m_2 . Si se deja el sistema en reposo en $\theta = \pi/2$, m_1 comenzará a deslizar respecto de m_2 ?
- Efectivamente, se deja el sistema en reposo en $\theta = \pi/2$. Encuentre la aceleración de m_2 y la velocidad angular con la que m_3 llega a $\theta = 0$, i.e. $\dot{\theta}(\theta = 0)$

Datos: $m_1 = m_2 = m_3 = m$, g , R , $\mu_e = 1/6$, $\mu_d (< \mu_e)$

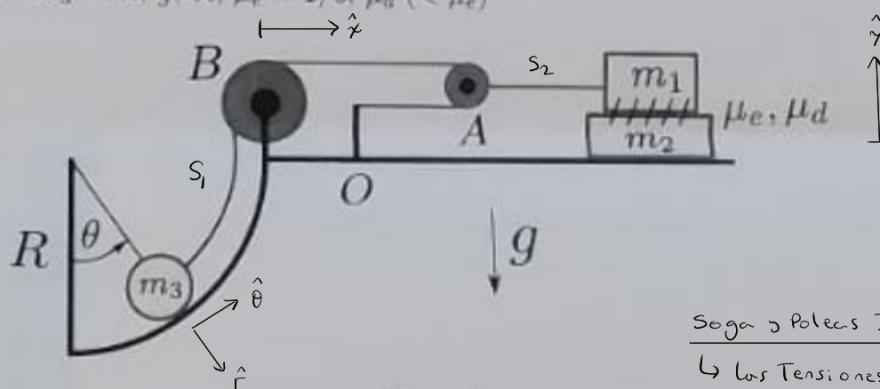


Figura 1

Soga & Poleas Ideales

↳ Las tensiones en una misma soga son iguales.

Luego $2 T_1 = T_2 \quad (0)$

a) Pares de Interacción; Ecs Newton; Ecs de Vínculo

F_{AB} : fuerza neta A debido a B

Pares de Interacción

$T :=$ Tierra

$A :=$ Arco de Circunferencia

$S :=$ Soga (x, z)

$P :=$ Piso

m_3 m_1 y m_2

$$\bar{P}_{3T} = -\bar{P}_{T3} \quad \bar{N}_{21} = -\bar{N}_{12}$$

$$\bar{N}_{3A} = -\bar{N}_{A3} \quad \bar{P}_{1T} = -\bar{P}_{T1}$$

$$\bar{T}_{3S} = -\bar{T}_{S3} \quad \bar{T}_{1S} = -\bar{T}_{S1}$$

$$\bar{N}_{2P} = -\bar{N}_{P2}$$

$$\bar{F}_{r12} = -\bar{F}_{r21}$$

Ecs Newton

$$(m_3) \begin{cases} (\hat{r}) & -m_3 R \dot{\theta}^2 = m_3 g c(\theta) - N_{3A} \\ (\hat{\theta}) & m_3 R \ddot{\theta} = T_1 - m_3 g s(\theta) \end{cases} \quad (1) \quad (2)$$

$$(m_1) \begin{cases} (\hat{x}) & m_1 \ddot{x}_1 = F_{r12} - T_2 \\ (\hat{z}) & N_{12} = m_1 g \end{cases} \quad (3) \quad (4)$$

$$(m_2) \begin{cases} (\hat{x}) & m_2 \ddot{x}_2 = -F_{r12} \\ (\hat{z}) & N_{2S} = N_{12} + m_2 g \end{cases} \quad (5) \quad (6)$$

Ecs de Vínculo

Soga 1

$$S_1 = R(\gamma_2 - \theta) + x_A - x_B + x_A - x_0 \downarrow \frac{d}{dt} \quad R \ddot{\theta} = 2 \ddot{x}_A$$

$$S_2 = \gamma_1 - x_A \downarrow \frac{d}{dt} \quad \ddot{x}_1 = \ddot{x}_A$$

$$\therefore R \ddot{\theta} = 2 \ddot{x}_1 \quad (7)$$

$$|\vec{N}_{21}| = N_{12}$$

$$|\vec{N}_{12}| = N_{12}$$

$$b) (0); (7) \quad \ddot{x}_1 = \ddot{x}_2 \quad (\text{F}_e)$$

$$(2) \rightarrow m 2 \ddot{x}_1 = T_1 - m g s(\theta) \quad \left. \begin{array}{l} \\ \oplus \end{array} \right\} 5m \ddot{x}_1 = F_{re} - 2mg s(\theta) \quad \left. \begin{array}{l} \\ \ominus \end{array} \right\} 0 = 6F_{re} - 2mg s(\theta)$$

$$(3) \rightarrow m \ddot{x}_1 = F_{re} - 2T_1$$

$$(5) \rightarrow m \ddot{x}_2 = -F_{re}$$

$$F_{re} = \frac{1}{3} mg s(\theta) \quad (8)$$

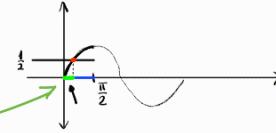
Considerando la cota para el rozamiento $|F_{re}| \leq \mu_e m g$ y (8)

$$\Rightarrow \frac{1}{3} mg s(\theta) \leq \mu_e m g$$

$$s(\theta) \leq 3\mu_e$$

$$s(\theta) \leq \frac{1}{2}$$

Para $\theta \in [0; \frac{\pi}{2}]$



Luego resulta trivial q si se le deja libre en $\frac{\pi}{2}$ el cuerpo deslizara de (8) se ve.

$$c) \quad \ddot{x}_2(\theta=\frac{\pi}{2}) ; \dot{\theta}(\theta=0) ?$$

Caso rozamiento dinámico

Ec Newton

$$(m_3) \left\{ \begin{array}{l} \hat{r}: -m_3 R \dot{\theta}^2 = m_3 g c(\theta) - N_{3A} \\ \hat{\theta}: m_3 R \ddot{\theta} = T_1 - m_3 g s(\theta) \end{array} \right.$$

$$(m_1) \left\{ \begin{array}{l} \hat{x}: m_1 \ddot{x}_1 = F_{rd} - 2T_1 \\ \hat{r}: N_{12} = m_1 g \end{array} \right. \quad \Rightarrow \quad R \ddot{\theta} = 2 \ddot{x}_1 \quad \Rightarrow \quad \frac{m_1 R \ddot{\theta}}{2} + m_1 \ddot{x}_2 = -2(m_1 R \ddot{\theta} + m_1 g s(\theta))$$

$$(m_2) \left\{ \begin{array}{l} \hat{x}: m_2 \ddot{x}_2 = -F_{rd} \\ \hat{r}: N_{2S} = N_{12} + m_2 g \end{array} \right.$$

$$R \ddot{\theta} - 2\mu_d g = -4R \ddot{\theta} - 4g s(\theta)$$

$$\ddot{\theta} = \frac{2\mu_d}{5R} g - \frac{4}{5} \frac{g}{R} s(\theta)$$

$$\ddot{x}_2 = -\frac{\mu_d \cdot m \cdot g}{m} \Leftrightarrow \ddot{x}_2 = -\mu_d g \quad (\text{d.e})$$

$$\frac{d\dot{\theta}}{d\theta} \dot{\theta} = \frac{2\mu_d}{5R} g - \frac{4}{5} \frac{g}{R} s(\theta)$$

$$\frac{\dot{\theta}^2}{2} \Big|_{\theta_0}^{\theta} = \frac{2\mu_d}{5R} g (\theta - \theta_0) + \frac{4}{5} \frac{g}{R} (c(\theta) - c(\theta_0))$$

$$\theta_0 = \frac{\pi}{2} \quad \theta = 0$$

$$\dot{\theta}_{(0)}^2 = \left(\frac{\pi}{2}\right)^2 + \frac{4}{5} \frac{\mu_d}{R} g (0 - \frac{\pi}{2}) + \frac{8}{5} \frac{g}{R} (c(0) - c(\frac{\pi}{2}))$$

Problema 2

Una partícula de masa m , que se encuentra engarzada en un alambre semicircular de radio R , puede moverse libremente en la dirección tangencial al alambre. Sobre la partícula se ejerce una fuerza de módulo F constante con dirección siempre vertical y sentido hacia abajo. A su vez, se conecta un resorte ideal de constante elástica k y longitud natural despreciable ($\ell_0 \approx 0$) como se muestra en la Figura 2. No hay gravedad.

- Plantee las ecuaciones de Newton y encuentre la ecuación de movimiento.
- Encuentre la ecuación que determina la/s posición/es de equilibrio. Utilice el método gráfico para hallar dicha/s posición/es de equilibrio y analice la estabilidad. ¿Existe algún rango de parámetros para el cual no hay ninguna posición de equilibrio?
- Considere conocida/s la/s posiciones de equilibrio halladas por el método gráfico y plante la aproximación de pequeñas oscilaciones alrededor de alguna posición de equilibrio adecuada. Halle la ecuación que rige el movimiento y encuentre el período de oscilación. Detalle bajo qué condiciones iniciales es posible aplicar esta aproximación, ¿qué tipo de movimiento espera?

Datos: m , F , R , k , $\ell_0 \approx 0$

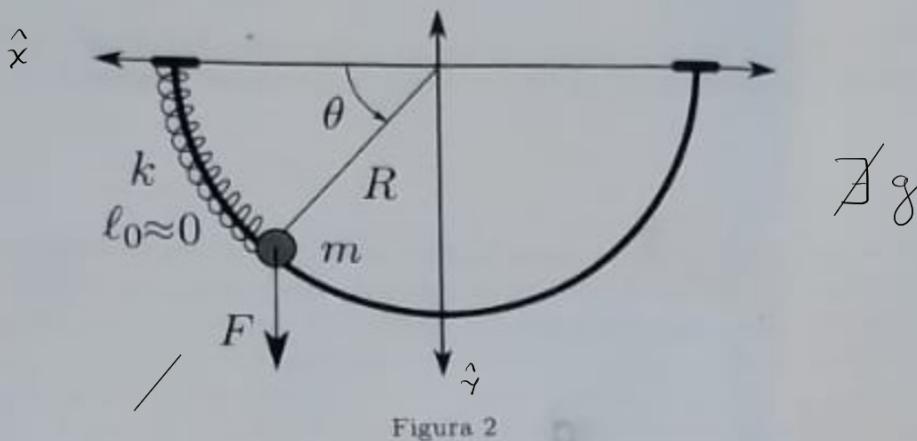
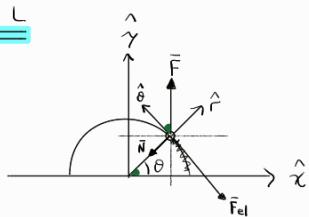


Figura 2

a) Ec Newton ; Ec Mov.

DCL



Ec Traslación (Newton)

$$\hat{r}) - m R \dot{\theta}^2 = F_s \sin(\theta) - N \quad (1)$$

$$\hat{\theta}) m R \ddot{\theta} = F_c \cos(\theta) - k R \theta \quad (2) \rightarrow$$

Ec Movimiento

$$\ddot{\theta} + \frac{k}{m} \theta = \frac{F_c}{m R} \cos(\theta) \quad (3)$$

b) Ec que determina las Pos de Equilibrio

$$\ddot{\theta} = \frac{F_c}{R} \cos(\theta) - k \theta$$

habrá eq. cuando la acel. angular se anula $\ddot{\theta} = 0$ cuando

$$\underbrace{\frac{R}{F}}_{>0} \cdot \theta = \cos(\theta) \quad \underbrace{f_1(\theta)}_{f_1(\theta)} \quad \underbrace{f_2(\theta)}_{f_2(\theta)}$$

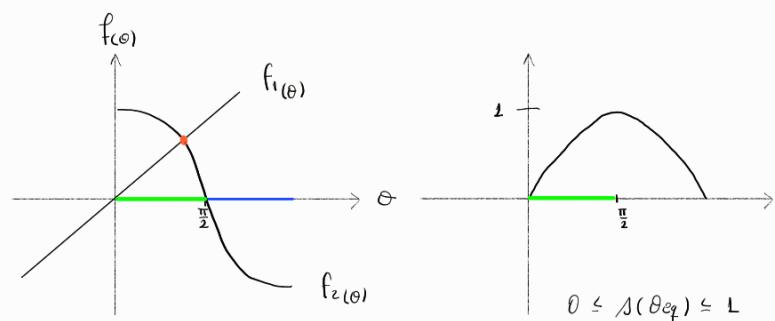
$$\therefore \theta_{eq} \in (0; \frac{\pi}{2})$$

$\wedge \{R, u, F\}$

Si $\theta \in (\frac{\pi}{2}; \pi)$
No hay eq

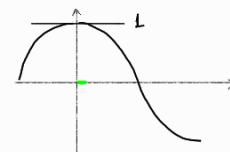
Estabilidad

$$f'(\theta_{eq}) = - \frac{F}{R} \underbrace{\sin(\theta_{eq})}_{0 < < 1} - k < 0 \quad \rightarrow \theta_{eq} \text{ Estable!} \quad \checkmark$$



c) Tomamos Reg Osc para $\theta \approx 0 \rightarrow C(\theta) \approx 1$
de (3)

$$\ddot{\theta} + \kappa \theta = \frac{F}{R}$$



$$\underline{\underline{\theta_g = \theta_h + \theta_p}}$$

Propongo $\theta_p = C \cos(\omega t)$ $\rightarrow \boxed{C = \frac{F}{\kappa R}}$

Propongo $\theta_h = A \cos(\omega t + \phi)$

$$\dot{\theta}_h = -A \omega \sin(\omega t + \phi)$$

$$\ddot{\theta}_h = -A \omega^2 \cos(\omega t + \phi)$$

Ec q rige el Mov

$$\boxed{\theta_g = A \cos(\omega t + \phi) + \frac{F}{\kappa R}}$$

Mov oscilatorio para $\theta_{eq} \sim \frac{F}{\kappa R} \sim 0$



$$-A \omega^2 \cos(\omega t + \phi) + \kappa A \cos(\omega t + \phi) = \frac{F}{R}$$

$$A \cos(\omega t + \phi) (-\underbrace{\omega^2 + \kappa}_{=0}) = \frac{F}{R} \quad \left\{ \begin{array}{l} \boxed{\omega^2 = \kappa} \\ \end{array} \right. \xrightarrow{\text{Período de Osc}} \boxed{T = \frac{2\pi}{\sqrt{\kappa}}}$$

$$T = \frac{1}{f} \quad \omega = 2\pi f \quad \rightarrow \quad T = \frac{2\pi}{\omega}$$

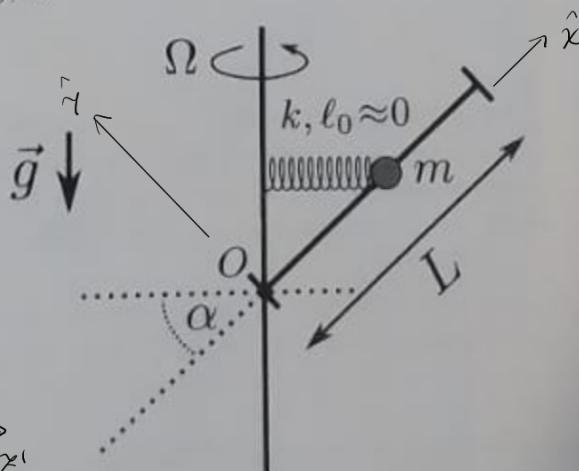
Problema 3

Una partícula de masa m se encuentra engarzada en un riel inclinado de ángulo α con la horizontal sobre el cual puede moverse libremente. A su vez un extremo de un resorte ideal de constante elástica k y longitud natural despreciable ($\ell_0 \approx 0$) se conecta a la masa m , el otro extremo del resorte se halla engarzado a un eje vertical y se mueve de forma tal que el resorte siempre permanece con orientación horizontal. Todo el dispositivo gira con velocidad angular Ω constante como se muestra en la figura 3. Hay gravedad.

Desarrolle todo el problema en el sistema de referencia que se mueve solidario al dispositivo.

- Calcule las fuerzas no iniciales. Realice un diagrama de cuerpo libre con todas las fuerzas indicando los pares de interacción.
- Halle la ecuación de movimiento y describa cualitativamente los distintos tipos de movimiento que podría realizar m . Encuentre el vector fuerza de vínculo \vec{F}_v que ejerce el eje inclinado sobre la masa en función de la posición de m y datos.
- Considere que $k/m = (3/4)\Omega^2$ y que $\Omega^2 = 6g \sin \alpha / (L \cos^2 \alpha)$. Halle la posición y la velocidad de m como función del tiempo si inicialmente se coloca en reposo a una distancia arbitraria $L/2$ del centro del dispositivo O . ¿Se dirige hacia el centro o hacia el extremo superior del riel? ¿de qué depende?

Datos: $m, k, \ell_0 \approx 0, \Omega, \alpha, g, L$



a)

Terna Derecha $x' \rightarrow y' \rightarrow z'$

Magnitudes Cinemáticas

Posición

$$\vec{r}' = x' \hat{x}' \quad (1)$$

Velocidad

$$\vec{v}' = \dot{x}' \hat{x}' \quad (2)$$

Omegón

$$\bar{\Omega} = \beta(\alpha) \Omega \hat{x}' + \gamma(\alpha) \Omega \hat{y}' \quad (3)$$

Fuerzas de Interacción

De contacto

$$\vec{F}_{el} = -k \frac{x' c(\alpha) c(\alpha)}{\Delta x} \hat{x}' + k \frac{x' c(\alpha)}{\Delta x} s(\alpha) \hat{y}'$$

$$\vec{F}_v = -F_v \hat{y}' - F_v \hat{z}' \quad (F_v > 0)$$

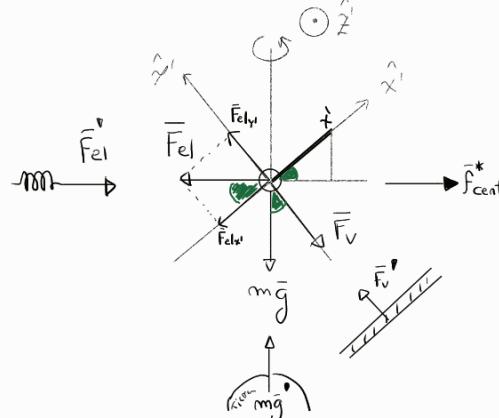
Fuerzas No Iniciales

$$f_{cen}^* = -m \bar{\Omega} \wedge (\bar{\Omega} \wedge \vec{r}') = -m \beta(\alpha) c(\alpha) \bar{\Omega}^2 x' \hat{y}' + m c(\alpha) \bar{\Omega}^2 x' \hat{x}' \quad \left(\begin{array}{l} -m(\beta(\alpha) c(\alpha) + (c(\alpha) + \beta(\alpha)) \sin \alpha) \\ -m(\beta(\alpha) c(\alpha) + (c(\alpha) + \beta(\alpha)) \cos \alpha) \end{array} \right)$$

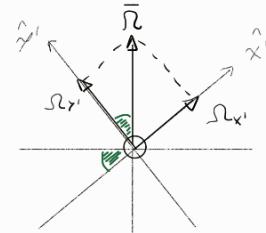
$$f_{cor}^* = -2m \bar{\Omega} \wedge \vec{v}' = 2m c(\alpha) \bar{\Omega} x' \hat{z}' \quad \left(\begin{array}{l} -2m(c(\alpha) + \beta(\alpha) \sin \alpha) \\ -2m(c(\alpha) + \beta(\alpha) \cos \alpha) \end{array} \right)$$

$$f_{Arr} = -m \bar{\gamma} \wedge \vec{r}' \quad (\cancel{x}; \alpha = \text{cte})$$

DCL



Omegón



Vínculos

$$\gamma' = 0$$

$$z' = 0$$

b) Ec Mov; Tipos de Mov de m; $\bar{F}_v(m, \text{Datos})$?

Pseudo-Newton (base) a partir de ahora omitiremos las primas

$$\hat{x}^1) m \ddot{x} = -k x c(\alpha) s(\alpha) - m g s(\alpha)$$

$$\hat{y}^1) F_{vy} = k c(\alpha) s(\alpha) x - m c(\alpha) s(\alpha) \omega^2 x = (k - m \omega^2) c(\alpha) s(\alpha) x$$

$$\hat{z}^1) F_{vz} = 2 m c(\alpha) \omega x$$

Ec Mov

$$m \ddot{x} = -k x c^2(\alpha) - m g s(\alpha) = F(x) \quad \rightarrow$$

$$\ddot{x} + \frac{k}{m} c^2(\alpha) x = -g s(\alpha)$$

Mov Osc Armónico con Frecuencia ($\omega = \sqrt{\frac{k}{m}} c(\alpha)$)

$$\text{y con } x_{eq} = \frac{m g s(\alpha)}{k c^2(\alpha)} \quad \ddot{x} = 0$$

c) No tengo ganas de hacerlo

Proponer sol de Ec dif ($x_0 = x_H + x_P$) / usar ci y analizar.