

Auxiliar 19

SRNI III, Momento angular y Torque

Profesor: Gonzalo Palma

Auxiliares: Jou-Jin Ho Ku, Javier Huenupi, Danilo Tapia

P1.-

El brazo horizontal \mathcal{OA} de la figura, de longitud L , gira en torno al origen \mathcal{O} con velocidad angular $\vec{\omega} = \omega_0 \hat{z}$ constante, donde \hat{z} es un vector unitario que apunta verticalmente hacia arriba. El extremo A del brazo sostiene una plataforma horizontal con forma de disco, de radio R y a una altura h , la cual gira en torno al eje $A\mathcal{O}'$ con velocidad angular $\vec{\Omega} = \Omega_0 \hat{z}'$ constante con respecto al sistema inercial fijo S . Considere como sistema no-inercial S' a aquel solidario a la plataforma, con origen en \mathcal{O}' y vectores unitarios $\hat{x}', \hat{y}', \hat{z}'$ (ver figura). Inicialmente, en $t = 0$, tanto el brazo como \hat{x}' apuntan en la dirección \hat{x} del sistema S . En $t = 0$, una persona parada sobre la plataforma, libera en \mathcal{O}' una masa m desde el reposo sobre la plataforma (es decir: $\vec{r}' = 0$ y $\vec{v}' = 0$). Hay gravedad, pero no hay roce entre la masa m y la plataforma.

- Escriba expresiones para las fuerzas no inerciales asociadas al sistema S' . Expréselas en términos de las coordenadas (x', y') y vectores unitarios \hat{x}' e \hat{y}' solidarios a la plataforma.
- Escriba las dos ecuaciones escalares que describen el movimiento de la partícula para x' e y' .
- Considere el caso particular $\Omega_0 = \omega_0$. Encuentre la solución $x'(t), y'(t)$ para $t > 0$ antes de que la masa deslice fuera de la plataforma.

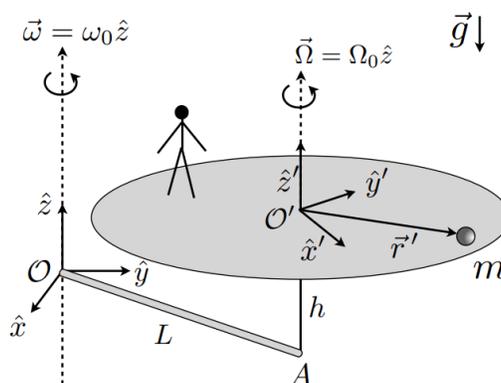


Figura 1: Pregunta 1

P2.-

Una varilla rígida, sin masa, de largo $3D$, tiene dos masas idénticas puntuales en sus extremos, y puede girar en torno a una rótula montada sobre un soporte (punto \mathcal{O} de la figura). La ubicación de la rótula es tal que una de las masas se mantiene a una distancia D , mientras que la otra lo está a una distancia $2D$ de ella. El ángulo entre la parte más larga de la varilla y la horizontal es ϕ . La varilla se suelta desde el reposo cuando $\phi = \pi/4$.

- Determine el momento angular total $\vec{L}_{\mathcal{O}}$ y el torque total $\vec{\tau}_{\mathcal{O}}$ del sistema con respecto a \mathcal{O} .
- Encuentre la ecuación de movimiento satisfecha por ϕ . Determine el valor de $\dot{\phi}$ cuando $\phi = 0$.
- Determine la aceleración del centro de masas del sistema con respecto a \mathcal{O} . Use este resultado para encontrar la fuerza que ejerce \mathcal{O} sobre la varilla cuando $\phi = 0$.

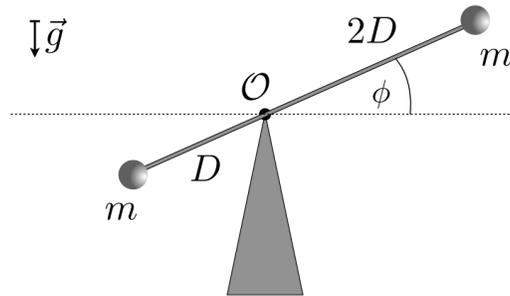


Figura 2: Pregunta 2

Formulario

Sistema de referencia no inercial

La ecuación de movimiento para el SRNI S' es

$$m\ddot{\vec{r}}' = \underbrace{\vec{F}}_{\text{reales}} - \underbrace{m\ddot{\vec{R}}}_{\text{traslacional}} - \underbrace{m\vec{\Omega} \times (\vec{\Omega} \times \vec{r}')}_{\text{centrifuga}} - \underbrace{2m\vec{\Omega} \times \dot{\vec{r}}'}_{\text{Coriolis}} - \underbrace{m\dot{\vec{\Omega}} \times \vec{r}'}_{\text{Euler}}$$

donde

- \vec{F} es la suma de las fuerzas **reales** aplicadas sobre la partícula.
- \vec{R} vector que va desde el origen de S al origen de S' .
- $\vec{\Omega}$ velocidad angular con la que giran los ejes *cartesianos* de S' c/r a los de S .
- \vec{r}' vector que va desde el origen de S' hasta la partícula.

Momento angular y Torque

El **momento angular** de una partícula de masa m , con respecto a un punto P fijo, se define como

$$\vec{L}_P = m(\vec{r} - \vec{r}_P) \times \vec{v}$$

El **torque** debido a una fuerza \vec{F}_a , con respecto al punto P fijo es

$$\vec{\tau}_{P,a} = (\vec{r} - \vec{r}_P) \times \vec{F}_a$$

Así, el torque total con respecto a un punto P es la suma de todos los torques individuales:

$$\vec{\tau}_P = \sum_a \vec{\tau}_{P,a}$$

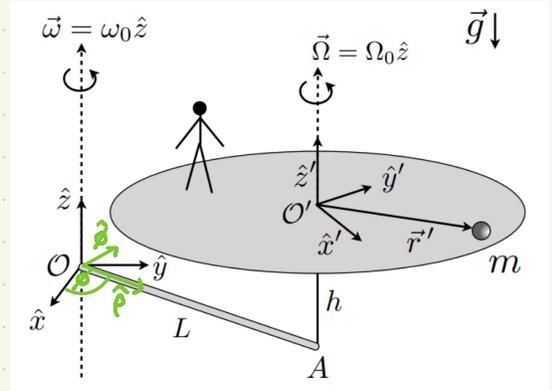
usando la segunda ley de Newton, se llega a la relación

$$\frac{d}{dt} \vec{L}_P = \vec{\tau}_P$$

Aux 19: SRNI, \vec{L}_p y $\vec{\tau}_p$

P1

El brazo horizontal OA de la figura, de longitud L , gira en torno al origen O con velocidad angular $\vec{\omega} = \omega_0 \hat{z}$ constante, donde \hat{z} es un vector unitario que apunta verticalmente hacia arriba. El extremo A del brazo sostiene una plataforma horizontal con forma de disco, de radio R y a una altura h , la cual gira en torno al eje AO' con velocidad angular $\vec{\Omega} = \Omega_0 \hat{z}'$ constante con respecto al sistema inercial fijo S . Considere como sistema no-inercial S' a aquel solidario a la plataforma, con origen en O' y vectores unitarios $\hat{x}', \hat{y}', \hat{z}'$ (ver figura). Inicialmente, en $t = 0$, tanto el brazo como \hat{x}' apuntan en la dirección \hat{x} del sistema S . En $t = 0$, una persona parada sobre la plataforma, libera una masa m desde el reposo sobre la plataforma (es decir: $\vec{r}' = 0$ y $\vec{v}' = 0$). Hay gravedad, pero no hay roce entre la masa m y la plataforma.



- Escriba expresiones para las fuerzas no inerciales asociadas al sistema S' . Expréselas en términos de las coordenadas (x', y') y vectores unitarios \hat{x}' e \hat{y}' solidarios a la plataforma.
- Escriba las dos ecuaciones escalares que describen el movimiento de la partícula para x' e y' .
- Considere el caso particular $\Omega_0 = \omega_0$. Encuentre la solución $x'(t), y'(t)$ para $t > 0$ antes de que la masa deslice fuera de la plataforma.

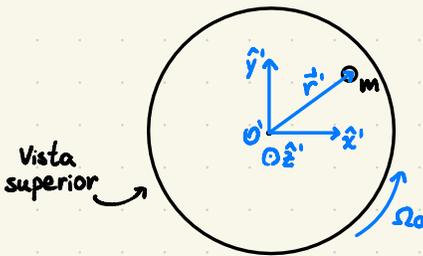
(a) Recordando la ecuación para SRNI

$$m \ddot{\vec{r}}' = \vec{F} - m \ddot{\vec{R}} - m \vec{\Omega} \times (\vec{\Omega} \times \vec{r}') - 2m \vec{\Omega} \times \dot{\vec{r}}' - m \vec{\Omega} \times \dot{\vec{r}}' \quad \rightarrow \text{F. ficticias}$$

① ② ③ ④

Como nos dieron las bases y orígenes, vamos directo a calcular los vectores.

① Posición \vec{r}' de la masa c/r a O' .



$$\begin{aligned} \vec{r}' &= x' \hat{x}' + y' \hat{y}' \\ \Rightarrow \dot{\vec{r}}' &= \dot{x}' \hat{x}' + \dot{y}' \hat{y}' \\ \Rightarrow \ddot{\vec{r}}' &= \ddot{x}' \hat{x}' + \ddot{y}' \hat{y}' \end{aligned}$$

③ Posición \vec{R} de O' c/r a O . Definimos un vector auxiliar \hat{p} y sea ϕ el ángulo entre \hat{p} y \hat{x} .

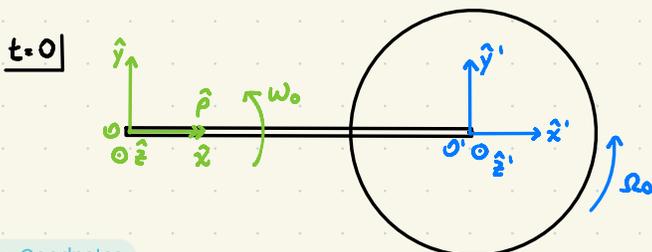
$$\begin{aligned} \vec{R} &= L \hat{p} + h \hat{z} \quad \Rightarrow \quad \dot{\vec{R}} = L \dot{\phi} \hat{\beta} = L \omega_0 \hat{\beta} \quad (\dot{\phi} = \omega_0) \\ \Rightarrow \quad \ddot{\vec{R}} &= -L \omega_0 \dot{\phi} \hat{\beta} = -L \omega_0^2 \hat{p} \end{aligned}$$

④ Velocidad angular $\vec{\Omega}$ que gira S' c/r a S

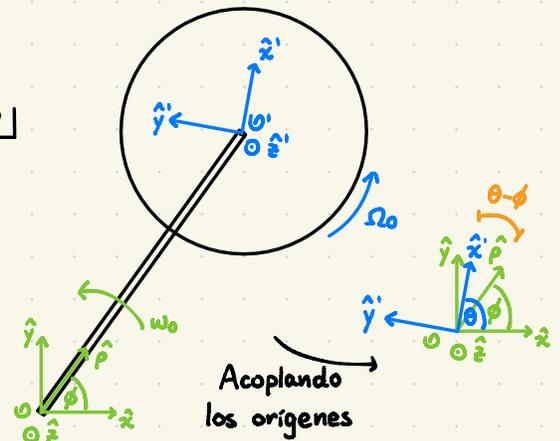
$$\vec{\Omega} = \Omega_0 \hat{z} = \omega_0 \hat{z}' \quad \Rightarrow \quad \dot{\vec{\Omega}} = 0$$

($\hat{z} = \hat{z}'$)

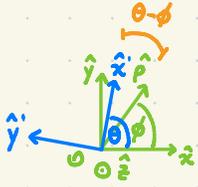
Expresando todos los vectores en sistema S' , tenemos por geometría que de vista superior



$t > 0$



Luego, es usar trigonometría típica



$$\hat{p} = \cos(\theta - \phi) \hat{x}' - \sin(\theta - \phi) \hat{y}'$$

Notar que θ y ϕ no son conocidos, pero se pueden obtener del enunciado

$$\omega_0 = \frac{d\phi}{dt} \quad / \int_0^t dt \quad \Rightarrow \quad \phi = \omega_0 t$$

$$\Omega_0 = \frac{d\theta}{dt} \quad / \int_0^t dt \quad \Rightarrow \quad \theta = \Omega_0 t$$

reemplazando en \hat{p}

$$\hat{p} = \cos(\Omega_0 t - \omega_0 t) \hat{x}' - \sin(\Omega_0 t - \omega_0 t) \hat{y}' = \cos[(\Omega_0 - \omega_0)t] \hat{x}' - \sin[(\Omega_0 - \omega_0)t] \hat{y}'$$

reemplazando en $\ddot{\vec{R}}$

$$\ddot{\vec{R}} = -L\omega_0^2 \hat{p} = -L\omega_0^2 \left\{ \cos[(\Omega_0 - \omega_0)t] \hat{x}' - \sin[(\Omega_0 - \omega_0)t] \hat{y}' \right\}$$

Así, obtenemos cada fuerza ficticia.

$$(F. \text{traslacional}) \quad -m\ddot{\vec{R}} = +mL\omega_0^2 \left\{ \cos[(\Omega_0 - \omega_0)t] \hat{x}' - \sin[(\Omega_0 - \omega_0)t] \hat{y}' \right\}$$

$$\begin{aligned} (F. \text{centrifuga}) \quad -m\vec{\Omega} \times (\vec{\Omega} \times \vec{r}') &= -m\Omega_0 \hat{z}' \times (\Omega_0 \hat{z}' \times (x' \hat{x}' + y' \hat{y}')) \\ &= -m\Omega_0^2 \hat{z}' \times (x' \hat{y}' - y' \hat{x}') \\ &= -m\Omega_0^2 (-x' \hat{x}' - y' \hat{y}') \\ &= m\Omega_0^2 (x' \hat{x}' + y' \hat{y}') \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} (F. \text{Coriolis}) \quad -2m\vec{\Omega} \times \dot{\vec{r}}' &= -2m\Omega_0 \hat{z}' \times (\dot{x}' \hat{x}' + \dot{y}' \hat{y}') \\ &= -2m\Omega_0 (\dot{x}' \hat{y}' - \dot{y}' \hat{x}') \\ &= 2m\Omega_0 (\dot{y}' \hat{x}' - \dot{x}' \hat{y}') \end{aligned}$$

$$(F. \text{Euler}) \quad -m\dot{\vec{\Omega}} \times \vec{r}' = -m \cdot 0 \times (x' \hat{x}' + y' \hat{y}') = 0$$

(b) Para obtener los EOMs, necesitamos descubrir el término faltante \vec{F} de la ecuación. En este caso,

$$\vec{F} = -mg \hat{z}' + N \hat{z}' = (N - mg) \hat{z}'$$

y podemos reemplazar

$$m(\ddot{x}' \hat{x}' + \ddot{y}' \hat{y}') = (N - mg) \hat{z}' + mL\omega_0^2 \left\{ \cos[(\Omega_0 - \omega_0)t] \hat{x}' - \sin[(\Omega_0 - \omega_0)t] \hat{y}' \right\} + m\Omega_0^2 (x' \hat{x}' + y' \hat{y}') + 2m\Omega_0 (\dot{y}' \hat{x}' - \dot{x}' \hat{y}')$$

Por componentes

$$\hat{x}' \quad m\ddot{x}' = m L \omega_0^2 \cos[(\Omega_0 - \omega_0)t] + m \Omega_0^2 x' + 2m \Omega_0 \dot{y}' \quad \Leftrightarrow \quad \ddot{x}' = L \omega_0^2 \cos[(\Omega_0 - \omega_0)t] + \Omega_0^2 x' + 2 \Omega_0 \dot{y}'$$

$$\hat{y}' \quad m\ddot{y}' = -m L \omega_0^2 \sin[(\Omega_0 - \omega_0)t] + m \Omega_0^2 y' - 2m \Omega_0 \dot{x}' \quad \Leftrightarrow \quad \ddot{y}' = -L \omega_0^2 \sin[(\Omega_0 - \omega_0)t] + \Omega_0^2 y' - 2 \Omega_0 \dot{x}'$$

$$\hat{z}' \quad 0 = (N - mg)$$

(c) Considerando $\Omega_0 = \omega_0$, luego $\Omega_0 - \omega_0 = 0$ y las ecuaciones se simplifican en

$$\ddot{x}' = L \omega_0^2 \cos[(\Omega_0 - \omega_0)t] + \Omega_0^2 x' + 2 \Omega_0 \dot{y}' \quad \Leftrightarrow \quad \ddot{x}' = L \Omega_0^2 + \Omega_0^2 x' + 2 \Omega_0 \dot{y}'$$

$$\ddot{y}' = -L \omega_0^2 \sin[(\Omega_0 - \omega_0)t] + \Omega_0^2 y' - 2 \Omega_0 \dot{x}' \quad \Leftrightarrow \quad \ddot{y}' = \Omega_0^2 y' - 2 \Omega_0 \dot{x}'$$

y se puede resolver según lo aprendido en EDO (creo? no estoy muy segura)

$$\begin{cases} \ddot{x}' - \Omega_0^2 x' - 2 \Omega_0 \dot{y}' = L \Omega_0^2 \\ \ddot{y}' - \Omega_0^2 y' + 2 \Omega_0 \dot{x}' = 0 \end{cases}$$

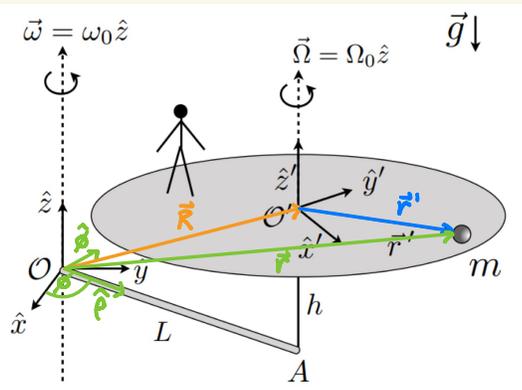
... pero no me acuerdo cómo hacerlo, así que vamos por otro camino físico.

→ La condición inicial de la masa es ($t=0$)

$$x'(0) = y'(0) = 0 \quad \rightarrow \text{parte del origen} \quad \Rightarrow \dot{\vec{r}}' = 0$$

$$\dot{x}'(0) = \dot{y}'(0) = 0 \quad \rightarrow \text{parte del reposo} \quad \Rightarrow \ddot{\vec{r}}' = 0$$

Usando el sistema de referencia inercial S , tenemos que la posición de la masa es



$$\vec{r} = \vec{R} + \vec{r}'$$

donde $\vec{R} = L \hat{p} + h \hat{z}$ y expresando \hat{p} en sistema S ,

$$\hat{p} = \cos \phi \hat{x} + \sin \phi \hat{y} = \cos(\omega_0 t) \hat{x} + \sin(\omega_0 t) \hat{y}$$

$$\Rightarrow \vec{R} = L [\cos(\omega_0 t) \hat{x} + \sin(\omega_0 t) \hat{y}] + h \hat{z}$$

En $t=0$, la partícula está en

$$\vec{r}(0) = \vec{R}(0) + \vec{r}'(0) = L [\cos(\omega_0 \cdot 0) \hat{x} + \sin(\omega_0 \cdot 0) \hat{y}] + h \hat{z} = L \hat{x} + h \hat{z}$$

Por otro lado, la velocidad inicial es (según S)

$$\dot{\vec{r}}(0) = \dot{\vec{R}}(0) + \dot{\vec{r}}'(0) = \frac{d}{dt} \{ L [\cos(\omega_0 t) \hat{x} + \sin(\omega_0 t) \hat{y}] + h \hat{z} \} (0)$$

$$= L \omega_0 [-\sin(\omega_0 \cdot 0) \hat{x} + \cos(\omega_0 \cdot 0) \hat{y}] = L \omega_0 \hat{y}$$

Es decir, en el instante 0, la masa tiene una velocidad inicial (en S) igual a la velocidad del centro del disco (porque $\vec{r}'(0)=0$).

Luego, al no presentar fuerzas reales en \hat{y} (sólo existe $m\vec{g}$ y \vec{N} , pero están en \hat{z}), quiere decir que NO hay aceleración en el plano horizontal, así,

$$\vec{r}'' = 0 \Rightarrow \vec{r}'(t) = \vec{r}'(0) = \underbrace{L\omega_0}_{cte} \hat{y}$$

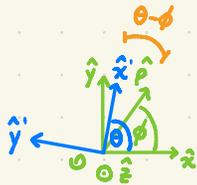
no hay variación de velocidad

De esta forma, se obtiene un movimiento rectilíneo uniforme (MRU), pues la única velocidad que existe es constante ($L\omega_0$) y va en \hat{y} (que no varía en el tiempo).

$$\Rightarrow \vec{r}(t) = \vec{r}(0) + t \cdot \vec{r}'(0) = L\hat{x} + h\hat{z} + tL\omega_0 \hat{y}$$

⚠ MUCHO CUIDADO!! La partícula hace MRU con respecto al sistema inercial S , no quiere decir que hace MRU con respecto al disco.

Expresando \hat{x} e \hat{y} en función de \hat{x}' e \hat{y}' , a partir del dibujo que hemos hecho



$$\begin{aligned} \Omega_0 &= \omega_0 \\ \theta &= \phi \end{aligned}$$



$$\begin{aligned} \hat{x} &= \cos \theta \hat{x}' - \sin \theta \hat{y}' & \theta &= \Omega_0 t \\ \hat{y} &= \sin \theta \hat{x}' + \cos \theta \hat{y}' & & \end{aligned}$$

Reemplazando en $\vec{r}(t)$

$$\vec{r}(t) = L [\cos(\Omega_0 t) \hat{x}' - \sin(\Omega_0 t) \hat{y}'] + h\hat{z} + tL\omega_0 [\sin(\Omega_0 t) \hat{x}' + \cos(\Omega_0 t) \hat{y}'] \quad (1)$$

Ahora, recordando que nos piden x' e y' , notamos que podemos expresar el mismo \vec{r} , pero con las bases del sistema no inercial S'

$$\vec{r} = \vec{R} + \vec{r}' = L\hat{p} + h\hat{z} + x'\hat{x}' + y'\hat{y}'$$

donde \hat{p} ya lo hemos calculado en función de \hat{x}' e \hat{y}'

$$\hat{p} = \underbrace{\cos[(\Omega_0 - \omega_0)t]}_{\Omega_0 = \omega_0} \hat{x}' - \underbrace{\sin[(\Omega_0 - \omega_0)t]}_{\Omega_0 = \omega_0} \hat{y}' = \hat{x}'$$

reemplazamos,

$$\vec{r}(t) = L\hat{x}' + h\hat{z} + x'\hat{x}' + y'\hat{y}' \quad (2)$$

Finalmente, igualando (1) y (2) y separando por componentes, llegamos a

$$L [\cos(\Omega_0 t) \hat{x}' - \sin(\Omega_0 t) \hat{y}'] + h\hat{z} + tL\omega_0 [\sin(\Omega_0 t) \hat{x}' + \cos(\Omega_0 t) \hat{y}'] = L\hat{x}' + h\hat{z} + x'\hat{x}' + y'\hat{y}'$$

$$\hat{x}' \quad x'(t) = L \cos(\Omega_0 t) + tL\omega_0 \sin(\Omega_0 t) - L$$

$$\hat{y}' \quad y'(t) = -L \sin(\Omega_0 t) + tL\omega_0 \cos(\Omega_0 t)$$

P2

Una varilla rígida, sin masa, de largo $3D$, tiene dos masas idénticas puntuales en sus extremos, y puede girar en torno a una rótula montada sobre un soporte (punto O de la figura). La ubicación de la rótula es tal que una de las masas se mantiene a una distancia D , mientras que la otra lo está a una distancia $2D$ de ella. El ángulo entre la parte más larga de la varilla y la horizontal es ϕ . La varilla se suelta desde el reposo cuando $\phi = \pi/4$.

- (a) Determine el momento angular total \vec{L}_O y el torque total $\vec{\tau}_O$ del sistema con respecto a O .
- (b) Encuentre la ecuación de movimiento satisfecha por ϕ . Determine el valor de $\dot{\phi}$ cuando $\phi = 0$.
- (c) Determine la aceleración del centro de masas del sistema con respecto a O . Use este resultado para encontrar la fuerza que ejerce O sobre la varilla cuando $\phi = 0$.

(a) Calculamos \vec{L}_O y $\vec{\tau}_O$ por definición

$$\vec{L}_O = \sum \vec{L}_{O,i} = \sum m \vec{r}_i \times \vec{v}_i$$

$$\vec{\tau}_O = \sum \vec{\tau}_{O,i} = \sum \vec{r}_i \times \vec{F}_i$$

Definiendo \hat{p} apuntando hacia la masa m_2 , la posición y velocidad de cada masa es

$$\vec{r}_1 = -D\hat{p} \quad \Rightarrow \quad \vec{v}_1 = -D\dot{\phi}\hat{\phi}$$

$$\vec{r}_2 = 2D\hat{p} \quad \Rightarrow \quad \vec{v}_2 = 2D\dot{\phi}\hat{\phi}$$

reemplazando en momento angular

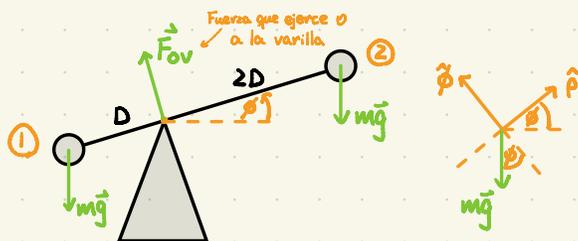
$$\vec{L}_{O1} = m(-D\hat{p} \times -D\dot{\phi}\hat{\phi}) = mD^2\dot{\phi}\hat{k}$$

$$\vec{L}_{O2} = m(2D\hat{p} \times 2D\dot{\phi}\hat{\phi}) = m4D^2\dot{\phi}\hat{k}$$

$$\vec{L}_O = \vec{L}_{O1} + \vec{L}_{O2} = mD^2\dot{\phi}\hat{k} + m4D^2\dot{\phi}\hat{k}$$

$$\vec{L}_O = 5mD^2\dot{\phi}\hat{k}$$

Para torque, primero identificamos las fuerzas con DCL



para ambas masas

$$m\vec{g} = mg(-\sin\phi\hat{p} - \cos\phi\hat{\phi})$$

$$= -mg(\sin\phi\hat{p} + \cos\phi\hat{\phi})$$

Luego el torque de cada fuerza

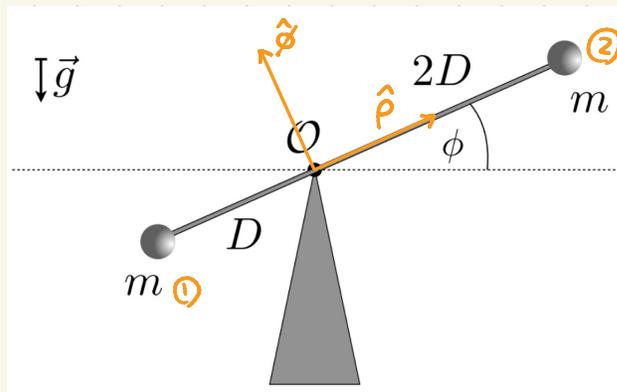
$$\vec{\tau}_{mg1} = -D\hat{p} \times -mg(\sin\phi\hat{p} + \cos\phi\hat{\phi}) = Dmg\cos\phi\hat{k}$$

$$\vec{\tau}_{mg2} = 2D\hat{p} \times -mg(\sin\phi\hat{p} + \cos\phi\hat{\phi}) = -2Dmg\cos\phi\hat{k}$$

$$\vec{\tau}_{F_{Ov}} = 0\hat{p} \times F_{Ov} = 0$$

$$\vec{\tau}_O = \vec{\tau}_{mg1} + \vec{\tau}_{mg2} + \vec{\tau}_{F_{Ov}}$$

$$\vec{\tau}_O = -Dmg\cos\phi\hat{k}$$



(b) Las ecuaciones de mov. se obtienen a partir de $\frac{d}{dt} \vec{L}_0 = \vec{c}_0$, donde

$$\frac{d}{dt} \vec{L}_0 = \frac{d}{dt} (SmD^2 \dot{\phi} \hat{k}) = SmD^2 \ddot{\phi} \hat{k}$$

igualando $\frac{d}{dt} \vec{L}_0 = \vec{c}_0$

$$SmD^2 \ddot{\phi} \hat{k} = -Dmg \cos \phi \hat{k} \Leftrightarrow \ddot{\phi} + \frac{g}{SD} \cos \phi = 0 \quad \text{EOM} \quad (1)$$

Ahora, nos piden $\dot{\phi}(\phi=0)$, por lo que hay que obtener $\dot{\phi}$ a partir del EOM.

$$\ddot{\phi} + \frac{g}{SD} \cos \phi = 0 \quad / \cdot \dot{\phi}$$

$$\dot{\phi} \ddot{\phi} + \frac{g}{SD} \cos \phi \dot{\phi} = 0$$

* También funciona con $\dot{\phi} = \dot{\phi} \frac{d\phi}{d\phi}$ e integrar

$$\frac{1}{2} \frac{d}{dt} (\dot{\phi}^2) + \frac{g}{SD} \frac{d}{dt} (\sin \phi) = 0 \quad / \int_0^t dt$$

$$\frac{1}{2} \dot{\phi}^2 + \frac{g}{SD} \sin \phi = A$$

imponiendo c.i. $\phi(0) = \frac{\pi}{4}$, $\dot{\phi}(0) = 0$

$$\frac{1}{2} \dot{\phi}^2(0) + \frac{g}{SD} \sin(\phi(0)) = A = \frac{g}{SD} \frac{\sqrt{2}}{2} \Rightarrow \frac{1}{2} \dot{\phi}^2 + \frac{g}{SD} \sin \phi = \frac{g}{SD} \frac{\sqrt{2}}{2}$$

$$\Rightarrow \dot{\phi}^2 = \frac{2g}{SD} \left(\frac{\sqrt{2}}{2} - \sin \phi \right) \quad (2)$$

$$\Rightarrow \dot{\phi} = -\sqrt{\frac{2g}{SD} \left(\frac{\sqrt{2}}{2} - \sin \phi \right)}$$

negativo porque m_2 va "cayendo"

Finalmente

$$\dot{\phi}(0) = -\sqrt{\frac{2g}{SD} \left(\frac{\sqrt{2}}{2} - \sin 0 \right)} = -\sqrt{\frac{g\sqrt{2}}{SD}}$$

(c) El centro de masas está dada por $\vec{r}_{cm} = \frac{1}{M_{tot}} \sum m_i \vec{r}_i$, en este caso

$$\vec{r}_{cm} = \frac{1}{2m} (m \cdot (-D\hat{p}) + m \cdot 2D\hat{p}) = \frac{1}{2} D\hat{p} \Rightarrow \dot{\vec{r}}_{cm} = \frac{1}{2} D\dot{\phi} \hat{p}$$

$$\Rightarrow \ddot{\vec{r}}_{cm} = \frac{1}{2} D\ddot{\phi} \hat{p} - \frac{1}{2} D\dot{\phi}^2 \hat{p}$$

Finalmente, por 2da. Ley de Newton

$$M_{tot} \ddot{\vec{r}}_{cm} = \vec{F}_{tot}^{ext} \quad (\star)$$

en este caso,

$$\begin{aligned} \vec{F}_{tot}^{ext} &= \vec{F}_{mg_1} + \vec{F}_{mg_2} + \vec{F}_{ov} = -mg(\sin \phi \hat{p} + \cos \phi \hat{\phi}) - mg(\sin \phi \hat{p} + \cos \phi \hat{\phi}) + \underbrace{F_{ov}}_{\vec{F}_{ov}} \hat{p} + F_{\phi} \hat{\phi} \\ &= -2mg(\sin \phi \hat{p} + \cos \phi \hat{\phi}) + F_p \hat{p} + F_{\phi} \hat{\phi} \\ &= (F_p - 2mg \sin \phi) \hat{p} + (F_{\phi} - 2mg \cos \phi) \hat{\phi} \end{aligned}$$

Reemplazando \vec{r}_{cm} y \vec{F}_{tot}^{ext} en (*)

$$2m \left(\frac{1}{2} D \ddot{\phi} \hat{\phi} - \frac{1}{2} D \dot{\phi}^2 \hat{\rho} \right) = (F_{\rho} - 2mg \sin \phi) \hat{\rho} + (F_{\phi} - 2mg \cos \phi) \hat{\phi}$$

por componentes

$$\hat{\rho} \quad -mD \dot{\phi}^2 = F_{\rho} - 2mg \sin \phi$$

$$\hat{\phi} \quad mD \ddot{\phi} = F_{\phi} - 2mg \cos \phi$$

reemplazando $\ddot{\phi}$ y $\dot{\phi}$ calculados en (1) y (2)

$$\rightarrow \begin{cases} -mD \frac{2g}{5D} \left(\frac{\sqrt{2}}{2} - \sin \phi \right) = F_{\rho} - 2mg \sin \phi \\ -mD \frac{g}{5D} \cos \phi = F_{\phi} - 2mg \cos \phi \end{cases} \Leftrightarrow \begin{cases} F_{\rho} = 2mg \sin \phi - mD \frac{2g}{5D} \left(\frac{\sqrt{2}}{2} - \sin \phi \right) \\ F_{\phi} = 2mg \cos \phi - mD \frac{g}{5D} \cos \phi \end{cases}$$

cuando $\phi = 0$, $\sin \phi = 0$ y $\cos \phi = 1$

$$F_{\rho} = 2mg \sin \phi - mD \frac{2g}{5D} \left(\frac{\sqrt{2}}{2} - \sin \phi \right) = -mD \frac{g\sqrt{2}}{5D} = -\frac{\sqrt{2}}{5} mg$$

$$F_{\phi} = 2mg \cos \phi - mD \frac{g}{5D} \cos \phi = 2mg - \frac{1}{5} mg = \frac{9}{5} mg$$

$$\begin{aligned} \Rightarrow \vec{F}_{ov}(\phi=0) &= F_{\rho}(0) \hat{\rho} + F_{\phi}(0) \hat{\phi} \\ &= -\frac{\sqrt{2}}{5} mg \hat{\rho} + \frac{9}{5} mg \hat{\phi} \end{aligned}$$

$$\vec{F}_{ov}(\phi=0) = \frac{1}{5} mg (9 \hat{\phi} - \sqrt{2} \hat{\rho})$$