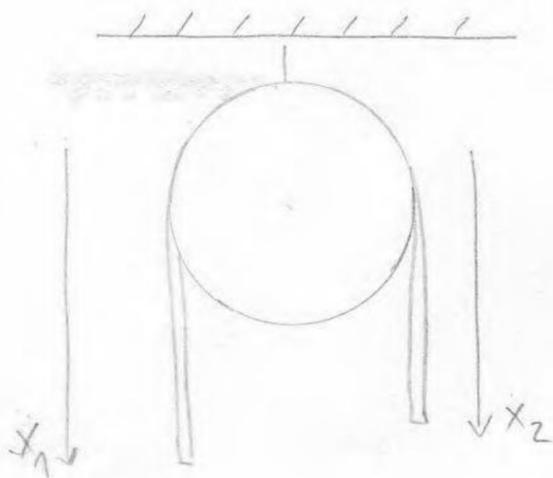


Tarea 1

Ejercicio 1:

Considere una cuerda de largo L y densidad de masa uniforme ρ sobre una polea sin masa. (No hay masas m_1 y m_2 amarradas a la cuerda)

a) Use el principio de D'Alembert para encontrar la aceleración de un extremo de la cuerda.



El principio de D'Alembert:

$$\delta W' = \sum_i (\vec{F}_i - m_i \vec{a}_i) \cdot \delta \vec{r}_i' = 0$$

Donde $\delta \vec{r}_i'$ son compatibles a las fuerzas de ligadura, por lo que no consideramos la contribución de las fuerzas de ligadura

Tenemos que $\vec{F}_1 = \int x_1 \rho \hat{x}$ y $\vec{F}_2 = \int x_2 \rho \hat{x}$
 $\vec{a}_1 = \ddot{x}_1 \hat{x}$ y $\vec{a}_2 = \ddot{x}_2 \hat{x}$

Además que $x_1 + x_2 = L$

Usando el principio de D'Alembert:

$$\delta W' = (\int x_1 \rho \hat{x} - \int x_1 \rho \ddot{x}_1 \hat{x}) \cdot \delta \vec{r}_1' + (\int x_2 \rho \hat{x} - \int x_2 \rho \ddot{x}_2 \hat{x}) \cdot \delta \vec{r}_2' = 0$$

Que es equivalente a

$$\delta W' = (x_1 \rho \hat{x} - x_1 \rho \ddot{x}_1 \hat{x}) \cdot \delta \vec{r}_1' + (x_2 \rho \hat{x} - x_2 \rho \ddot{x}_2 \hat{x}) \cdot \delta \vec{r}_2' = 0$$

$\delta \vec{r}_1'$ y $\delta \vec{r}_2'$ son desplazamientos virtuales compatibles

$$\begin{aligned} \delta \vec{r}_1' &= \delta x_1 \hat{x} & \text{y} & & \delta x_1 + \delta x_2 &= 0 \\ \delta \vec{r}_2' &= \delta x_2 \hat{x} & \Rightarrow & & \delta x_2 &= -\delta x_1 \end{aligned}$$

$$\delta W' = (x_1 g \hat{x} - x_1 \ddot{x}_1 \hat{x}) \cdot (\delta x_1 \hat{x}) + (x_2 g \hat{x} - x_2 \ddot{x}_2 \hat{x}) (\delta x_2 \hat{x}) = 0$$

usando que $\delta x_2 = -\delta x_1$

$$\delta W' = (x_1 g - x_1 \ddot{x}_1) \cdot (\delta x_1) + (x_2 g - x_2 \ddot{x}_2) (-\delta x_1) = 0$$

y como δx_1 es arbitrario

$$(x_1 g - x_1 \ddot{x}_1) + (x_2 g - x_2 \ddot{x}_2) = 0$$

$$g(x_1 - x_2) - x_1 \ddot{x}_1 + x_2 \ddot{x}_2 = 0$$

$$\text{Como } x_1 + x_2 = L \Rightarrow \ddot{x}_1 + \ddot{x}_2 = 0 \\ \ddot{x}_2 = -\ddot{x}_1$$

Queda:

$$g(x_1 - x_2) - \ddot{x}_1(x_1 + x_2) = 0 \\ \Rightarrow \ddot{x}_1 = \frac{g(x_1 - x_2)}{(x_1 + x_2)}$$

Lo dejamos en función de x_1

$$\ddot{x}_1 = g \frac{(2x_1 - L)}{L}$$

Nos queda la función diferencial en x_1

$$\ddot{x}_1 - \frac{2g}{L} x_1 = -g$$

La solución a la homogénea:

$$\ddot{x}_1 - \frac{2g}{L} x_1 = 0$$

$$(D^2 - \frac{2g}{L} D^0)(x) = 0$$

Del polinomio característico:

$$P(D) = D^2 - \frac{2g}{L} \Rightarrow \text{raíces: } D = \pm \sqrt{\frac{2g}{L}}$$

$$x_1(t) = C_1 e^{\sqrt{\frac{2g}{L}} t} + C_2 e^{-\sqrt{\frac{2g}{L}} t}, \quad C_1 \text{ y } C_2 \in \mathbb{R}$$

$$\text{Llamamos } \omega = \sqrt{\frac{2g}{L}}$$

Una solución particular:

$$(D^2 - \omega^2)(x) = -g \quad | \cdot D$$

$$D(D^2 - \omega^2)(x) = 0.$$

\Rightarrow solución particular satisface

$$D(x) = 0.$$

$$x_p(t) = k = \text{cte.}$$

Buscamos k :

La solución general es:

$$x_1(t) = C_1 e^{\omega t} + C_2 e^{-\omega t} + k$$

$$\Rightarrow \dot{x}_1(t) = C_1 \omega e^{\omega t} - C_2 \omega e^{-\omega t}$$

$$\ddot{x}_1(t) = C_1 \omega^2 e^{\omega t} + C_2 \omega^2 e^{-\omega t}$$

Reemplazando en la ecuación diferencial

$$(C_1 \omega^2 e^{\omega t} + C_2 \omega^2 e^{-\omega t}) - \omega^2 (C_1 e^{\omega t} + C_2 e^{-\omega t} + k) = -g$$

$$- \omega^2 k = -g$$

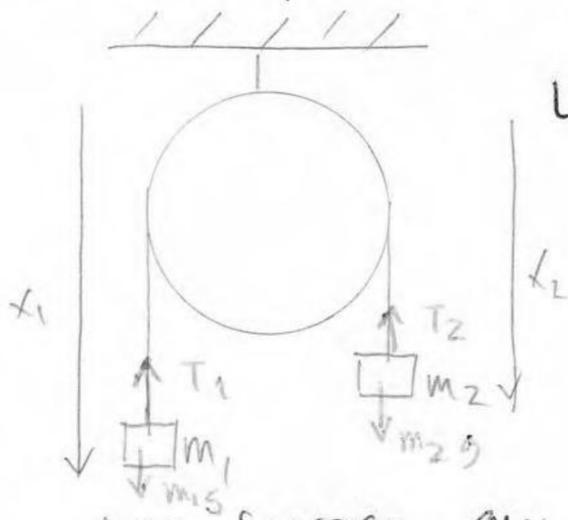
$$-k \cdot \frac{2g}{L} = -g$$

$$\Rightarrow k = \frac{L}{2}$$

La ecuación de movimiento:

$$x_1(t) = C_1 e^{\omega t} + C_2 e^{-\omega t} + \frac{L}{2}, \quad \text{con } \omega = \sqrt{\frac{2g}{L}}$$

(b) Verifique el resultado de (a) resolviéndolo por otro método:



Lo pensamos como dos masas en la polea

de modo que

$$m_1 = f x_1$$

$$m_2 = f x_2$$

$$F = \underbrace{m \ddot{x}} + m \ddot{x}$$

con masa variable

Las fuerzas que actúan son: la tensión y el peso.

para m_1 :

$$\vec{T}_1 + \vec{P}_1 = m_1 \vec{a}_1$$

$$-T_1 \hat{x} + m_1 g \hat{x} = m_1 \ddot{x}_1 \hat{x}$$

$$-T_1 \hat{x} + f x_1 g \hat{x} = f x_1 \ddot{x}_1 \hat{x} \quad (1)$$

Para m_2 análogamente:

$$-T_2 \hat{x} + f x_2 g \hat{x} = f x_2 \ddot{x}_2 \hat{x} \quad (2)$$

Como las tensiones son iguales

Reemplazamos T_1 de (1) en (2)

$$f x_1 \ddot{x}_1 \hat{x} - f x_1 g \hat{x} + f x_2 g \hat{x} = f x_2 \ddot{x}_2 \hat{x}$$

Que es equivalente a:

$$x_1 \ddot{x}_1 - x_1 g + x_2 g = f x_2 \ddot{x}_2$$

$$x_1 \ddot{x}_1 - x_2 \ddot{x}_2 + g(x_2 - x_1) = 0$$

Como la cuerda es ideal:

$$x_1 + x_2 = L$$

$$\Rightarrow \ddot{x}_1 + \ddot{x}_2 = 0$$

$$\ddot{x}_1 (x_1 + x_2) + g(x_2 - x_1) = 0$$

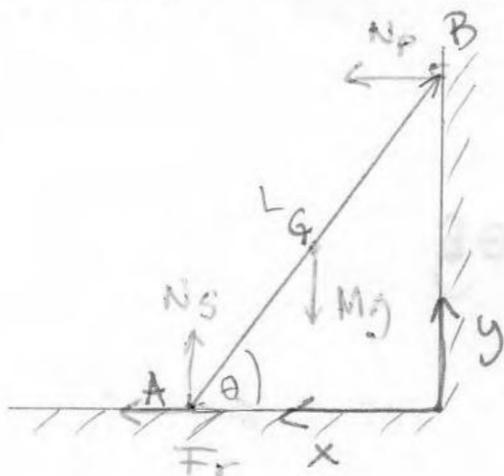
$$\ddot{x}_1 = \frac{g(x_1 - x_2)}{(x_1 + x_2)} = g \frac{(2x_1 - L)}{L}$$

Vemos que se verifica.

Que es la misma ecuación diferencial que ya resolvimos.

Ejercicio 2:

Una escalera de largo L y masa M se encuentra apoyada sobre una pared, formando un ángulo θ con el suelo. Use el principio de los trabajos virtuales para encontrar las fuerzas que ejercen el suelo y la pared sobre la escalera.



El principio de los trabajos virtuales

$$\delta W = \sum_i \vec{F}_i \cdot \delta \vec{r}_i = 0$$

Donde \vec{F}_i es la fuerza aplicada, sin incluir las de ligazón cuando $\delta \vec{r}_i$ es compatible con ésta.

Tenemos que:

- Si hacemos un desplazamiento horizontal, no es necesario considerar N_s , nos queda:

$$(\vec{F}_r \hat{x}) \cdot \delta \vec{r}_1 + (-Mg \hat{y}) \cdot \delta \vec{r}_2 + (N_p \hat{x}) \cdot \delta \vec{r}_3 = 0 = \delta W$$

Como $\delta \vec{r}_1$, $\delta \vec{r}_2$ y $\delta \vec{r}_3$ son compatibles
 $\delta \vec{r}_1 = \delta \vec{r}_2 = \delta \vec{r}_3 = \delta x \hat{x}$, donde δx es arbitrario.

$$(\vec{F}_r \hat{x}) \cdot (\delta x \hat{x}) + (-Mg \hat{y}) \cdot (\delta x \hat{x}) + (N_p \hat{x}) \cdot (\delta x \hat{x}) = 0$$

$$F_r \delta x + N_p \delta x = 0, \text{ como } \delta x \text{ es arbitrario}$$

$$\Rightarrow -N_p = F_r$$

- Si realizamos un desplazamiento vertical, no es necesario considerar N_p , queda:

$$(\vec{F}_r \hat{x}) \cdot \delta \vec{r}_1 + (-Mg \hat{y}) \cdot \delta \vec{r}_2 + (N_s \hat{y}) \cdot \delta \vec{r}_3 = 0$$

donde $\delta \vec{r}_1 = \delta \vec{r}_2 = \delta \vec{r}_3 = \delta y \hat{y}$, con δy arbitrario

$$(\vec{F}_r \hat{x}) \cdot (\delta y \hat{y}) + (-Mg \hat{y}) \cdot (\delta y \hat{y}) + (N_s \hat{y}) \cdot (\delta y \hat{y}) = 0$$

$$-Mg \delta y + N_s \delta y = 0, \text{ como } \delta y \text{ es arbitrario}$$

$$\Rightarrow N_s = Mg$$

Por último realizamos un desplazamiento en θ , entonces no será necesario considerar ninguna de las normales, porque el desplazamiento es compatible con ambas restricciones, queda:

$$(-Mg \hat{y}) \cdot \delta \vec{r}_1 + (Fr \hat{x}) \cdot \delta \vec{r}_2 = 0$$

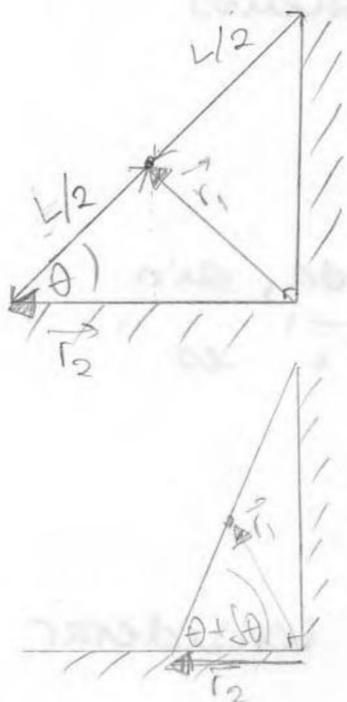
Donde $\vec{r}_1 = \frac{L}{2} \cos \theta \hat{x} + \frac{L}{2} \sin \theta \hat{y}$

$$\Rightarrow \delta \vec{r}_1 = -\frac{L}{2} \sin \theta \delta \theta \hat{x} + \frac{L}{2} \cos \theta \delta \theta \hat{y}$$

donde $\delta \theta$ es arbitrario.

$$\vec{r}_2 = L \cos \theta \hat{x}$$

$$\delta \vec{r}_2 = -L \sin \theta \delta \theta \hat{x}$$



Queda:

$$(-Mg \hat{y}) \cdot \left(-\frac{L}{2} \sin \theta \delta \theta \hat{x} + \frac{L}{2} \cos \theta \delta \theta \hat{y}\right) + (Fr \hat{x}) \cdot (-L \sin \theta \delta \theta \hat{x}) = 0$$

$$-\frac{MgL}{2} \cos \theta \delta \theta - Fr L \sin \theta \delta \theta = 0$$

como $\delta \theta$ es arbitrario

$$-\frac{MgL}{2} \cos \theta = Fr L \sin \theta$$

$$-Fr = -\frac{Mg}{2} \cot(\theta)$$

Finalmente obtenemos:

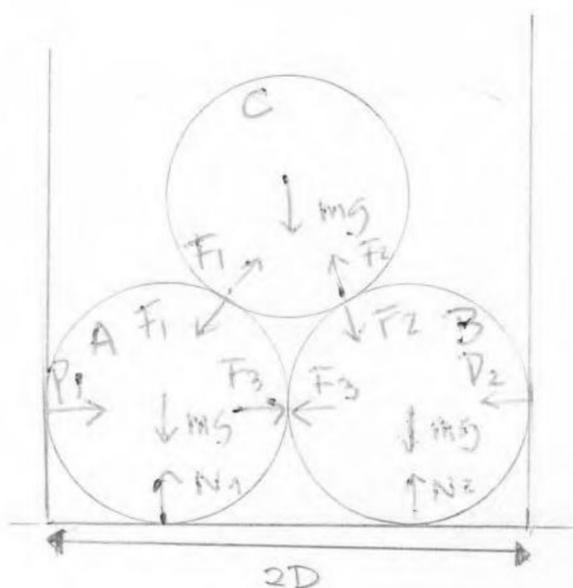
$$\vec{N}_s = Mg \hat{y}, \quad \vec{N}_p = \frac{Mg}{2} \cot(\theta) \hat{x}$$

$$\vec{F}_r = -\frac{Mg}{2} \cot(\theta) \hat{x}$$

Ejercicio 3:

Tenemos dos paredes verticales separadas por una distancia $2D$. En el espacio entre las paredes hay dos cilindros de radio $D/2$ cada uno, apoyados sobre el suelo. Sobre ellos descansa otro cilindro de radio $D/2$ (descansa en la hendidura).

Calcule la fuerza entre los cilindros y las fuerzas que hacen las paredes y el suelo sobre los cilindros.



Si utilizamos el principio de los trabajos virtuales.

$$\delta W = \sum_i \vec{F}_i \cdot \delta \vec{r}_i = 0$$

Donde $\delta \vec{r}_i$ es consistente con las fuerzas de ligadura.

Si hacemos un desplazamiento horizontal, solo consideremos las fuerzas P_1 y P_2

$$(P_1 \hat{x}) \cdot (\delta x \hat{x}) + (P_2 \hat{x}) \cdot (\delta x \hat{x}) = 0, \text{ como } \delta x \text{ es arbitrario}$$

$$P_1 - P_2 = 0 \Rightarrow P_1 = P_2$$

Si hacemos un desplazamiento vertical, no consideramos las fuerzas entre los cilindros.

$$(N_1 \hat{y}) \cdot (\delta y \hat{y}) + (N_2 \hat{y}) \cdot (\delta y \hat{y}) + (-mg \hat{y}) \cdot (\delta y \hat{y}) + (-mg \hat{y}) \cdot (\delta y \hat{y}) + (-mg \hat{y}) \cdot (\delta y \hat{y}) = 0$$

$$N_1 \delta y + N_2 \delta y - 3mg \delta y = 0, \text{ como } \delta y \text{ es arbitrario}$$

$$N_1 + N_2 - 3mg = 0.$$

Si 'desplazamos' el cilindro A, verticalmente:

$$(N_1 \hat{y}) \cdot (\delta y \hat{y}) + (-mg \hat{y}) \cdot (\delta y \hat{y}) + \left(\frac{\sqrt{3}}{2} F_1 \hat{y} \right) \cdot (\delta y \hat{y}) = 0$$

$$N_1 \delta y - mg \delta y - \frac{\sqrt{3}}{2} F_1 \delta y = 0 \quad \text{como } \delta y \text{ es arbitrario.}$$

$$N_1 - mg - \frac{\sqrt{3}}{2} F_1 = 0.$$

Si 'desplazamos' el cilindro A horizontalmente:

$$(P_1 \hat{x}) (\delta x \hat{x}) + \left(-\frac{1}{2} F_1 \hat{x} \right) (\delta x \hat{x}) + (-\hat{x}) (\delta x \hat{x}) = 0.$$

Como δx arbitrario:

$$P_1 - \frac{1}{2} F_1 - F_3 = 0$$

Si 'desplazamos' el cilindro C horizontalmente:

$$\left(\frac{1}{2} F_1 \hat{x} \right) (\delta x \hat{x}) + \left(\frac{1}{2} F_2 \hat{x} \right) (\delta x \hat{x}) = 0$$

Como δx es arbitrario $\Rightarrow \frac{1}{2} F_1 - \frac{1}{2} F_2 = 0$

$$F_1 = F_2$$

Si 'desplazamos' el cilindro C verticalmente:

$$\left(\frac{\sqrt{3}}{2} F_1 \hat{y} \right) (\delta y \hat{y}) + \left(\frac{\sqrt{3}}{2} F_2 \hat{y} \right) (\delta y \hat{y}) + (-mg \hat{y}) (\delta y \hat{y}) = 0$$

Como δy es arbitrario:

$$\frac{\sqrt{3}}{2} F_1 + \frac{\sqrt{3}}{2} F_2 - mg = 0.$$

$$\Rightarrow \frac{\sqrt{3}}{2} (F_1 + F_2) = mg \Rightarrow \boxed{F_1 = F_2 = \frac{mg}{\sqrt{3}}}$$

De las ecuaciones anteriores:

$$N_1 = mg + \frac{\sqrt{3}}{2} F_1 = \frac{3}{2} mg \Rightarrow \boxed{N_1 = \frac{3}{2} mg}$$

$$N_1 + N_2 = 3mg \Rightarrow \boxed{N_2 = \frac{3}{2} mg}$$

Si asumimos que $F_3 = 0$

$$P_1 = P_2 = \frac{1}{2\sqrt{3}} mg$$

Ejercicio 4:

Encontre el periodo del oscilador $x'' + f(x) = 0$, donde $f(x) = x$ si $x \leq 1$, $f(x) = x + r(1-x)$ si $x > 1$ donde el parametro $r > 0$.
Expresé el periodo en términos de la amplitud A del movimiento y del parametro r .

Para $x \leq 1$

Nos queda $x'' + x = 0$

cuya solución es del tipo:

$$x(t) = C_1 \cos(t) + C_2 \sin(t).$$

Para el segundo caso:

$$x'' + x(1-r) = -r$$

La solución a la ecuación homogénea para $0 < r < 1$ es:

$$x(t) = K_1 \cos(\sqrt{1-r} t) + K_2 \sin(\sqrt{1-r} t)$$

para $r > 1$.

$$x(t) = k e^{\sqrt{r-1} t}$$

Y una solución particular es: $x(t) = \frac{r}{r-1}$

La solución queda:

$$x(t) = \begin{cases} C_1 \cos(t) + C_2 \sin(t) & x \leq 1 \\ K_1 \cos(\sqrt{1-r} t) + K_2 \sin(\sqrt{1-r} t) + \frac{r}{r-1} & x > 1, 0 < r < 1 \\ k e^{\sqrt{r-1} t} + \frac{r}{r-1} & x > 1, r \geq 1 \end{cases}$$

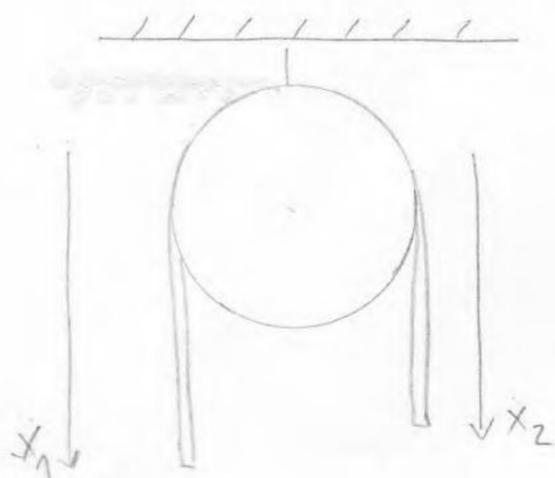
1/6-5

Tarea 1

Ejercicio 1:

Considere una cuerda de largo L y densidad de masa uniforme ρ sobre una polea sin masa. (No hay masas m_1 y m_2 amarradas a la cuerda)

a) Use el principio de D'Alembert para encontrar la aceleración de un extremo de la cuerda.



El principio de D'Alembert:

$$\delta W' = \sum_i (\vec{F}_i - m_i \vec{a}_i) \cdot \delta \vec{r}_i' = 0$$

Donde $\delta \vec{r}_i'$ son compatibles a las fuerzas de ligadura, por lo que no consideramos la contribución de las fuerzas de ligadura

Tenemos que $\vec{F}_1 = \int x_1 \rho \hat{x}$ y $\vec{F}_2 = \int x_2 \rho \hat{x}$
 $\vec{a}_1 = \ddot{x}_1 \hat{x}$ y $\vec{a}_2 = \ddot{x}_2 \hat{x}$

Además que $x_1 + x_2 = L$

Usando el principio de D'Alembert:

$$\delta W' = (\int x_1 \rho \hat{x} - \int x_1 \ddot{x}_1 \hat{x}) \cdot \delta \vec{r}_1' + (\int x_2 \rho \hat{x} - \int x_2 \ddot{x}_2 \hat{x}) \cdot \delta \vec{r}_2' = 0$$

Que es equivalente a

$$\delta W' = (x_1 \rho \hat{x} - x_1 \ddot{x}_1 \hat{x}) \cdot \delta \vec{r}_1' + (x_2 \rho \hat{x} - x_2 \ddot{x}_2 \hat{x}) \cdot \delta \vec{r}_2' = 0$$

$\delta \vec{r}_1'$ y $\delta \vec{r}_2'$ son desplazamientos virtuales compatibles

$$\begin{aligned} \delta \vec{r}_1' &= \delta x_1 \hat{x} & \text{y} & & \delta x_1 + \delta x_2 &= 0 \\ \delta \vec{r}_2' &= \delta x_2 \hat{x} & \Rightarrow & & \delta x_2 &= -\delta x_1 \end{aligned}$$

$$\delta W' = (x_1 g \hat{x} - x_1 \ddot{x}_1 \hat{x}) \cdot (\delta x_1 \hat{x}) + (x_2 g \hat{x} - x_2 \ddot{x}_2 \hat{x}) (\delta x_2 \hat{x}) = 0$$

usando que $\delta x_2 = -\delta x_1$

$$\delta W' = (x_1 g - x_1 \ddot{x}_1) \cdot (\delta x_1) + (x_2 g - x_2 \ddot{x}_2) (-\delta x_1) = 0$$

y como δx_1 es arbitrario

$$(x_1 g - x_1 \ddot{x}_1) + (x_2 g - x_2 \ddot{x}_2) = 0$$

$$g(x_1 - x_2) - x_1 \ddot{x}_1 + x_2 \ddot{x}_2 = 0$$

$$\text{Como } x_1 + x_2 = L \Rightarrow \ddot{x}_1 + \ddot{x}_2 = 0 \\ \ddot{x}_2 = -\ddot{x}_1$$

Queda:

$$g(x_1 - x_2) - \ddot{x}_1(x_1 + x_2) = 0 \\ \Rightarrow \ddot{x}_1 = \frac{g(x_1 - x_2)}{(x_1 + x_2)}$$

Lo dejamos en función de x_1

$$\ddot{x}_1 = g \frac{(2x_1 - L)}{L}$$

Nos queda la función diferencial en x_1

$$\ddot{x}_1 - \frac{2g}{L} x_1 = -g$$

La solución a la homogénea:

$$\ddot{x}_1 - \frac{2g}{L} x_1 = 0$$

$$(D^2 - \frac{2g}{L} D^0)(x) = 0$$

Del polinomio característico:

$$P(D) = D^2 - \frac{2g}{L} \Rightarrow \text{raíces: } D = \pm \sqrt{\frac{2g}{L}}$$

$$x_1(t) = C_1 e^{\sqrt{\frac{2g}{L}} t} + C_2 e^{-\sqrt{\frac{2g}{L}} t}, \quad C_1 \text{ y } C_2 \in \mathbb{R}$$

$$\text{Llamamos } \omega = \sqrt{\frac{2g}{L}}$$

Una solución particular:

$$(D^2 - \omega^2)(x) = -g \quad | \cdot D$$

$$D(D^2 - \omega^2)(x) = 0.$$

\Rightarrow solución particular satisface

$$D(x) = 0.$$

$$x_p(t) = k = \text{cte.}$$

Buscamos k :

La solución general es:

$$x_1(t) = C_1 e^{\omega t} + C_2 e^{-\omega t} + k$$

$$\Rightarrow \dot{x}_1(t) = C_1 \omega e^{\omega t} - C_2 \omega e^{-\omega t}$$

$$\ddot{x}_1(t) = C_1 \omega^2 e^{\omega t} + C_2 \omega^2 e^{-\omega t}$$

Reemplazando en la ecuación diferencial

$$(C_1 \omega^2 e^{\omega t} + C_2 \omega^2 e^{-\omega t}) - \omega^2 (C_1 e^{\omega t} + C_2 e^{-\omega t} + k) = -g$$

$$- \omega^2 k = -g$$

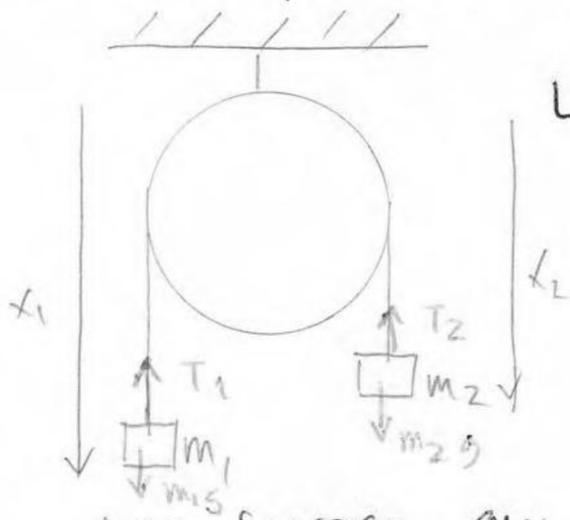
$$-k \cdot \frac{2g}{L} = -g$$

$$\Rightarrow k = \frac{L}{2}$$

La ecuación de movimiento:

$$x_1(t) = C_1 e^{\omega t} + C_2 e^{-\omega t} + \frac{L}{2}, \quad \text{con } \omega = \sqrt{\frac{2g}{L}}$$

(b) Verifique el resultado de (a) resolviéndolo por otro método:



Lo pensamos como dos masas en la polea de modo que

$$m_1 = f x_1$$

$$m_2 = f x_2$$

$$F = \frac{d}{dt}(m \dot{x}) + m \ddot{x}$$

con masa variable

Las fuerzas que actúan son: la tensión y el peso.

para m_1 :

$$\vec{T}_1 + \vec{P}_1 = m_1 \vec{a}_1$$

$$-T_1 \hat{x} + m_1 g \hat{x} = m_1 \ddot{x}_1 \hat{x}$$

$$-T_1 \hat{x} + f x_1 g \hat{x} = f x_1 \ddot{x}_1 \hat{x} \quad (1)$$

Para m_2 análogamente:

$$-T_2 \hat{x} + f x_2 g \hat{x} = f x_2 \ddot{x}_2 \hat{x} \quad (2)$$

Como las tensiones son iguales

Reemplazamos T_1 de (1) en (2)

$$f x_1 \ddot{x}_1 \hat{x} - f x_1 g \hat{x} + f x_2 g \hat{x} = f x_2 \ddot{x}_2 \hat{x}$$

Que es equivalente a:

$$x_1 \ddot{x}_1 - x_1 g + x_2 g = f x_2 \ddot{x}_2$$

$$x_1 \ddot{x}_1 - x_2 \ddot{x}_2 + g(x_2 - x_1) = 0$$

Como la cuerda es ideal:

$$x_1 + x_2 = L$$

$$\Rightarrow \ddot{x}_1 + \ddot{x}_2 = 0$$

$$\ddot{x}_1 (x_1 + x_2) + g(x_2 - x_1) = 0$$

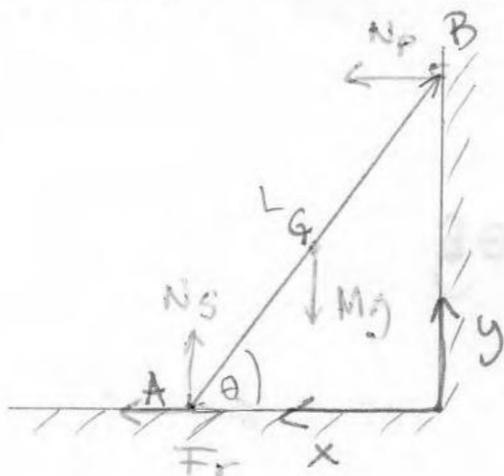
$$\ddot{x}_1 = \frac{g(x_1 - x_2)}{(x_1 + x_2)} = g \frac{(2x_1 - L)}{L}$$

Vemos que se verifica.

Que es la misma ecuación diferencial que ya resolvimos.

Ejercicio 2:

Una escalera de largo L y masa M se encuentra apoyada sobre una pared, formando un ángulo θ con el suelo. Use el principio de los trabajos virtuales para encontrar las fuerzas que ejercen el suelo y la pared sobre la escalera.



El principio de los trabajos virtuales

$$\delta W = \sum_i \vec{F}_i \cdot \delta \vec{r}_i = 0$$

Donde \vec{F}_i es la fuerza aplicada, sin incluir las de ligazón cuando $\delta \vec{r}_i$ es compatible con ésta.

Tenemos que:

- Si hacemos un desplazamiento horizontal, no es necesario considerar N_s , nos queda:

$$(\vec{F}_r \hat{x}) \cdot \delta \vec{r}_1 + (-Mg \hat{y}) \cdot \delta \vec{r}_2 + (N_p \hat{x}) \cdot \delta \vec{r}_3 = 0 = \delta W$$

Como $\delta \vec{r}_1$, $\delta \vec{r}_2$ y $\delta \vec{r}_3$ son compatibles
 $\delta \vec{r}_1 = \delta \vec{r}_2 = \delta \vec{r}_3 = \delta x \hat{x}$, donde δx es arbitrario.

$$(\vec{F}_r \hat{x}) \cdot (\delta x \hat{x}) + (-Mg \hat{y}) \cdot (\delta x \hat{x}) + (N_p \hat{x}) \cdot (\delta x \hat{x}) = 0$$

$$F_r \delta x + N_p \delta x = 0, \text{ como } \delta x \text{ es arbitrario}$$

$$\Rightarrow -N_p = F_r$$

- Si realizamos un desplazamiento vertical, no es necesario considerar N_p , queda:

$$(\vec{F}_r \hat{x}) \cdot \delta \vec{r}_1 + (-Mg \hat{y}) \cdot \delta \vec{r}_2 + (N_s \hat{y}) \cdot \delta \vec{r}_3 = 0$$

donde $\delta \vec{r}_1 = \delta \vec{r}_2 = \delta \vec{r}_3 = \delta y \hat{y}$, con δy arbitrario

$$(\vec{F}_r \hat{x}) \cdot (\delta y \hat{y}) + (-Mg \hat{y}) \cdot (\delta y \hat{y}) + (N_s \hat{y}) \cdot (\delta y \hat{y}) = 0$$

$$-Mg \delta y + N_s \delta y = 0, \text{ como } \delta y \text{ es arbitrario}$$

$$\Rightarrow N_s = Mg$$

Por último realizamos un desplazamiento en θ , entonces no será necesario considerar ninguna de las normales, porque el desplazamiento es compatible con ambas restricciones, queda:

$$(-Mg \hat{y}) \cdot \delta \vec{r}_1 + (Fr \hat{x}) \cdot \delta \vec{r}_2 = 0$$

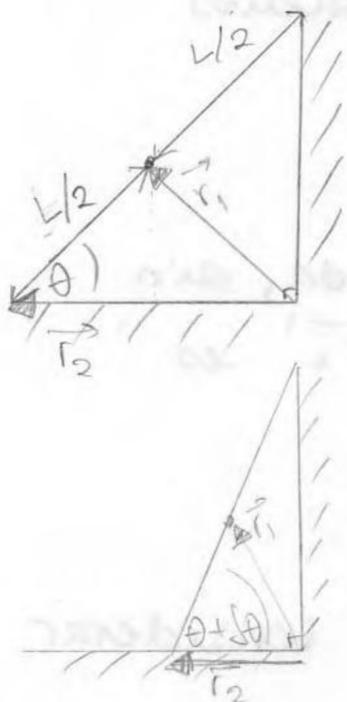
Donde $\vec{r}_1 = \frac{L}{2} \cos \theta \hat{x} + \frac{L}{2} \sin \theta \hat{y}$

$$\Rightarrow \delta \vec{r}_1 = -\frac{L}{2} \sin \theta \delta \theta \hat{x} + \frac{L}{2} \cos \theta \delta \theta \hat{y}$$

donde $\delta \theta$ es arbitrario.

$$\vec{r}_2 = L \cos \theta \hat{x}$$

$$\delta \vec{r}_2 = -L \sin \theta \delta \theta \hat{x}$$



Queda:

$$(-Mg \hat{y}) \cdot \left(-\frac{L}{2} \sin \theta \delta \theta \hat{x} + \frac{L}{2} \cos \theta \delta \theta \hat{y}\right) + (Fr \hat{x}) \cdot (-L \sin \theta \delta \theta \hat{x}) = 0$$

$$-\frac{MgL}{2} \cos \theta \delta \theta - Fr L \sin \theta \delta \theta = 0$$

como $\delta \theta$ es arbitrario

$$-\frac{MgL}{2} \cos \theta = Fr L \sin \theta$$

$$-Fr = -\frac{Mg}{2} \cot(\theta)$$

Finalmente obtenemos:

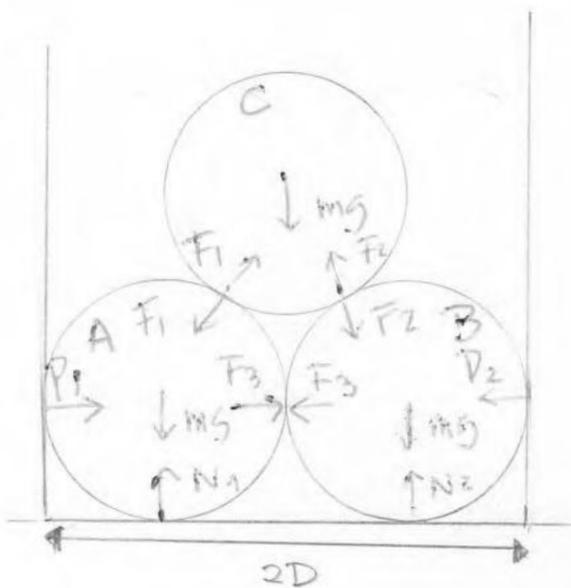
$$\vec{N}_s = Mg \hat{y}, \quad \vec{N}_p = \frac{Mg}{2} \cot(\theta) \hat{x}$$

$$\vec{F}_r = -\frac{Mg}{2} \cot(\theta) \hat{x}$$

Ejercicio 3:

Tenemos dos paredes verticales separadas por una distancia $2D$. En el espacio entre las paredes hay dos cilindros de radio $D/2$ cada uno, apoyados sobre el suelo. Sobre ellos descansa otro cilindro de radio $D/2$ (descansa en la hendidura).

Calcule la fuerza entre los cilindros y las fuerzas que hacen las paredes y el suelo sobre los cilindros.



Si utilizamos el principio de los trabajos virtuales.

$$\delta W = \sum_i \vec{F}_i \cdot \delta \vec{r}_i = 0$$

Donde $\delta \vec{r}_i$ es consistente con las fuerzas de ligadura.

Si hacemos un desplazamiento horizontal, solo consideremos las fuerzas P_1 y P_2

$$(P_1 \hat{x}) \cdot (\delta x \hat{x}) + (P_2 \hat{x}) \cdot (\delta x \hat{x}) = 0, \text{ como } \delta x \text{ es arbitrario}$$

$$P_1 - P_2 = 0 \Rightarrow P_1 = P_2$$

Si hacemos un desplazamiento vertical, no consideramos las fuerzas entre los cilindros.

$$(N_1 \hat{y}) \cdot (\delta y \hat{y}) + (N_2 \hat{y}) \cdot (\delta y \hat{y}) + (-mg \hat{y}) \cdot (\delta y \hat{y}) + (-mg \hat{y}) \cdot (\delta y \hat{y}) + (-mg \hat{y}) \cdot (\delta y \hat{y}) = 0$$

$$N_1 \delta y + N_2 \delta y - 3mg \delta y = 0, \text{ como } \delta y \text{ es arbitrario}$$

$$N_1 + N_2 - 3mg = 0.$$

Si 'desplazamos' el cilindro A, verticalmente:

$$(N_1 \hat{y}) \cdot (\delta y \hat{y}) + (-mg \hat{y}) \cdot (\delta y \hat{y}) + \left(\frac{\sqrt{3}}{2} F_1 \hat{y} \right) \cdot (\delta y \hat{y}) = 0$$

$$N_1 \delta y - mg \delta y - \frac{\sqrt{3}}{2} F_1 \delta y = 0 \quad \text{como } \delta y \text{ es arbitrario.}$$

$$N_1 - mg - \frac{\sqrt{3}}{2} F_1 = 0.$$

Si 'desplazamos' el cilindro A horizontalmente:

$$(P_1 \hat{x}) (\delta x \hat{x}) + \left(-\frac{1}{2} F_1 \hat{x} \right) (\delta x \hat{x}) + (-\hat{x}) (\delta x \hat{x}) = 0.$$

Como δx arbitrario:

$$P_1 - \frac{1}{2} F_1 - F_3 = 0$$

Si 'desplazamos' el cilindro C horizontalmente:

$$\left(\frac{1}{2} F_1 \hat{x} \right) (\delta x \hat{x}) + \left(\frac{1}{2} F_2 \hat{x} \right) (\delta x \hat{x}) = 0$$

Como δx es arbitrario $\Rightarrow \frac{1}{2} F_1 - \frac{1}{2} F_2 = 0$

$$F_1 = F_2$$

Si 'desplazamos' el cilindro C verticalmente:

$$\left(\frac{\sqrt{3}}{2} F_1 \hat{y} \right) (\delta y \hat{y}) + \left(\frac{\sqrt{3}}{2} F_2 \hat{y} \right) (\delta y \hat{y}) + (-mg \hat{y}) (\delta y \hat{y}) = 0$$

Como δy es arbitrario:

$$\frac{\sqrt{3}}{2} F_1 + \frac{\sqrt{3}}{2} F_2 - mg = 0.$$

$$\Rightarrow \frac{\sqrt{3}}{2} (F_1 + F_2) = mg \Rightarrow \boxed{F_1 = F_2 = \frac{mg}{\sqrt{3}}}$$

De las ecuaciones anteriores:

$$N_1 = mg + \frac{\sqrt{3}}{2} F_1 = \frac{3}{2} mg \Rightarrow \boxed{N_1 = \frac{3}{2} mg}$$

$$N_1 + N_2 = 3mg \Rightarrow \boxed{N_2 = \frac{3}{2} mg}$$

Si asumimos que $F_3 = 0$

$$P_1 = P_2 = \frac{1}{2\sqrt{3}} mg$$

Ejercicio 4:

Encontre el periodo del oscilador $x'' + f(x) = 0$, donde $f(x) = x$ si $x \leq 1$, $f(x) = x + r(1-x)$ si $x > 1$ donde el parametro $r > 0$.
Expresé el periodo en términos de la amplitud A del movimiento y del parametro r .

Para $x \leq 1$

$$\text{Nos queda } x'' + x = 0$$

cuya solución es del tipo:

$$x(t) = C_1 \cos(t) + C_2 \sin(t).$$

Para el segundo caso:

$$x'' + x(1-r) = -r$$

La solución a la ecuación homogénea para $0 < r < 1$ es:

$$x(t) = K_1 \cos(\sqrt{1-r} t) + K_2 \sin(\sqrt{1-r} t)$$

para $r > 1$.

$$x(t) = k e^{\sqrt{r-1} t}$$

Y una solución particular es: $x(t) = \frac{r}{r-1}$

La solución queda:

$$x(t) = \begin{cases} C_1 \cos(t) + C_2 \sin(t) & x \leq 1 \\ K_1 \cos(\sqrt{1-r} t) + K_2 \sin(\sqrt{1-r} t) + \frac{r}{r-1} & x > 1, 0 < r < 1 \\ k e^{\sqrt{r-1} t} + \frac{r}{r-1} & x > 1, r \geq 1 \end{cases}$$