

# Sistemas Dinámicos

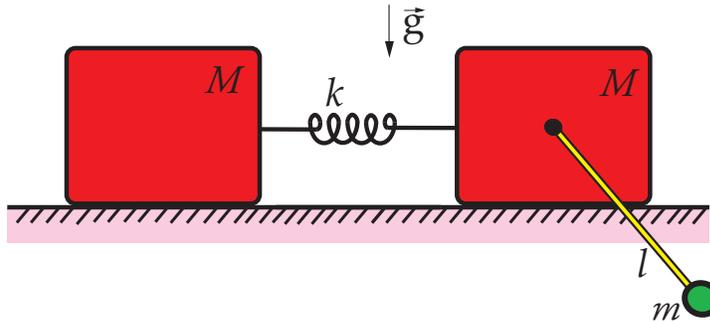
## Control 3

Profs: Felipe Barra y René Rojas

Tiempo: 3 horas

### Problema 1: Pequeñas Oscilaciones

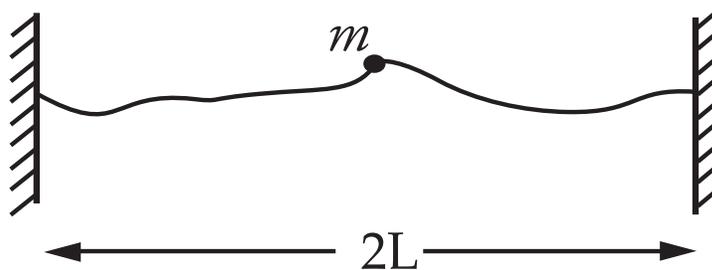
Considere un sistema compuesto por dos bloques de masa  $M$ , conectados entre sí por un resorte de constante elástica  $k$ , que deslizan sobre una superficie horizontal sin roce, sobre uno de los bloques cuelga, desde su centro, un péndulo de largo  $l$  y masa  $m$ , como se ilustra en la figura.



- Encuentre el lagrangeano de pequeñas oscilaciones.
- Para  $g/l = k/M \equiv \omega_0^2$ , Calcule las frecuencias propias del sistema.
- Y obtenga los modos normales de oscilación, descríbalos cualitativamente.

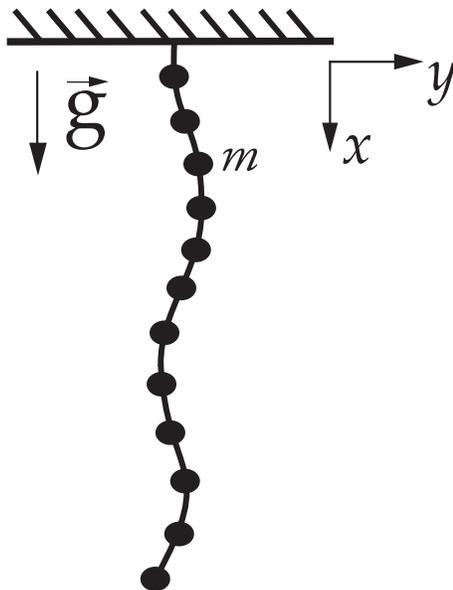
### Problema 2 : Ondas en una Cuerda

Una cuerda de largo  $2L$ , densidad lineal  $\sigma$  y tensión  $\tau$ , se encuentra sujeta en sus extremos a dos paredes. En el mitad de la cuerda está adherida a ella una masa puntual  $m$ . Encuentre las frecuencias propias de oscilación de la cuerda.



### Problema 3 : Ecuación de Onda

Considere un sistema de  $N$  masas iguales  $m$ , unidas entre si por una cuerda de masa despreciable y separadas por una distancia  $a$ . Este sistema se encuentra sujeto de un extremo y cuelga en presencia de la gravedad como muestra la figura.



- a) Si se consideran pequeños desplazamientos de las masas con respecto a la vertical, encuentre el sistema de ecuaciones que describe el movimiento de las masas.<sup>1</sup>
- b) Muestre que en el límite continuo, en que  $a \rightarrow 0$ ,  $N \rightarrow \infty$ , de modo que  $Na = L$  fijo se obtiene la ecuación de la cuerda vertical, es decir <sup>2</sup>

$$\frac{\partial^2 y}{\partial t^2} = g \frac{\partial}{\partial x} \left( (L - x) \frac{\partial y}{\partial x} \right).$$

<sup>1</sup>Indicación: haga un digrama de cuerpo libre para una partícula  $n$  arbitraria.

<sup>2</sup>Considere que cuando toma el límite continuo esta se mantiene fija a una altura  $x$ , es decir  $na \rightarrow x$  cuando  $a \rightarrow 0$  y  $N \rightarrow \infty$ .

# FI21B SISTEMAS DINÁMICOS

SEMESTRE: Primavera 2007

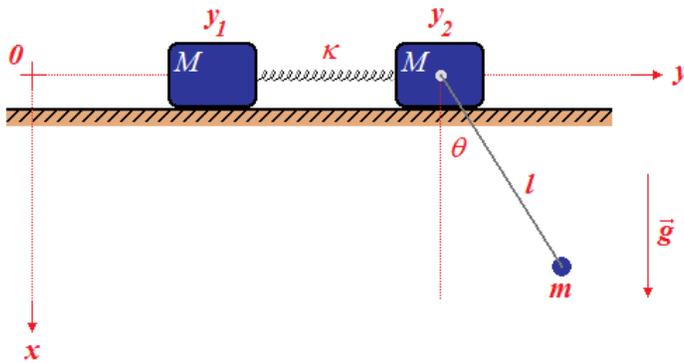
PROFESORES: Felipe Barra, René Rojas

AUXILIARES: Ignacio Ortega, Maximiliano Salinger, Maite Cerda, Viviana Guzmán

## Pauta Control N°3

### Problema N°1

Para simplificar el problema supondremos que el resorte tiene largo natural cero y que los bloques son intangibles. Utilizamos el sistema de referencia de la figura y notamos que el sistema tiene tres grados de libertad:  $\vec{q} = (y_1, y_2, \theta)$ .



Posiciones de las partículas:

$$\begin{aligned} \vec{r}_1 &= y_1 \hat{y} & \vec{v}_1 &= \dot{y}_1 \hat{y} \\ \vec{r}_2 &= y_2 \hat{y} & \vec{v}_2 &= \dot{y}_2 \hat{y} \\ \vec{r}_3 &= y_2 \hat{y} + l \hat{\rho} & \vec{v}_3 &= \dot{y}_2 \hat{y} + l \dot{\theta} \hat{\theta} \end{aligned}$$

Energía cinética:

$$T_1 = \frac{1}{2} M \dot{y}_1^2 \quad T_2 = \frac{1}{2} M \dot{y}_2^2 \quad T_3 = \frac{1}{2} m (\dot{y}_2^2 + l^2 \dot{\theta}^2 + 2l \dot{y}_2 \dot{\theta} \cos(\theta))$$

$$T_3 = \frac{1}{2} (M \dot{y}_1^2 + (M + m) \dot{y}_2^2 + ml^2 \dot{\theta}^2 + 2ml \dot{y}_2 \dot{\theta} \cos(\theta)) \approx \frac{1}{2} (M \dot{y}_1^2 + (M + m) \dot{y}_2^2 + ml^2 \dot{\theta}^2 + 2ml \dot{y}_2 \dot{\theta})$$

Matriz de Masa: 
$$\mathbb{T} = \begin{bmatrix} M & 0 & 0 \\ 0 & M + m & ml \\ 0 & ml & ml^2 \end{bmatrix}$$

Energía Potencial:

$$U = \frac{1}{2} \kappa (y_2 - y_1)^2 - mgl \cos(\theta) \approx \frac{1}{2} \kappa (y_2 - y_1)^2 - mgl (1 - \frac{1}{2} \theta^2)$$

$$\nabla U = (\kappa(y_2 - y_1), \kappa(y_1 - y_2), mgl \sin(\theta)) \quad \text{HU} = \begin{bmatrix} \kappa & -\kappa & 0 \\ -\kappa & \kappa & 0 \\ 0 & 0 & mgl \cos(\theta) \end{bmatrix}$$

Punto de equilibrio: Si  $\vec{q} = \vec{0}$  entonces  $\nabla U = \vec{0}$  y  $\text{HU} = \begin{bmatrix} \kappa & -\kappa & 0 \\ -\kappa & \kappa & 0 \\ 0 & 0 & mgl \end{bmatrix} \equiv \mathbb{V}$

Notar que  $\mathbb{V}$  es una matriz semidefinida positiva: los determinantes de sus bloques de 1x1, 2x2 y 3x3 partiendo de la esquina inferior derecha son  $mgl$ ,  $\kappa mgl$  y cero respectivamente.

a) Lagrangeano:

$$L = T - U = \frac{1}{2}(M\dot{y}_1^2 + (M + m)\dot{y}_2^2 + ml^2\dot{\theta}^2 + 2ml\dot{y}_2\dot{\theta}\cos(\theta)) - \frac{1}{2}\kappa(y_2 - y_1)^2 + mgl\cos(\theta)$$

$$\approx L^{[2]} = \frac{1}{2}(M\dot{y}_1^2 + (M + m)\dot{y}_2^2 + ml^2\dot{\theta}^2 + 2ml\dot{y}_2\dot{\theta}) - \frac{1}{2}\kappa(y_2 - y_1)^2 + mgl(1 - \frac{1}{2}\theta^2)$$

b) Frecuencias Propias:  $\det(\mathbb{V} - \omega^2\mathbb{T}) = 0$

$$\det \begin{pmatrix} \kappa - M\omega^2 & -\kappa & 0 \\ -\kappa & \kappa - (M + m)\omega^2 & -ml\omega^2 \\ 0 & -ml\omega^2 & mgl - ml^2\omega^2 \end{pmatrix} = 0$$

$$(\kappa - M\omega^2)((\kappa - (M + m)\omega^2)(mgl - ml^2\omega^2) - (ml\omega^2)^2) - \kappa^2(mgl - ml^2\omega^2) = 0$$

Reemplazamos  $\kappa = M\omega_0^2$ ,  $g = l\omega_0^2$ :

$$(M\omega_0^2 - M\omega^2)((M\omega_0^2 - (M + m)\omega^2)(ml^2\omega_0^2 - ml^2\omega^2) - (ml\omega^2)^2) - (M\omega_0^2)^2(ml^2\omega_0^2 - ml^2\omega^2) = 0$$

Dividimos por  $mM^2l^2$ :

$$(\omega_0^2 - \omega^2)\left(\left(\omega_0^2 - \left(1 + \frac{m}{M}\right)\omega^2\right)(\omega_0^2 - \omega^2) - \frac{m}{M}(\omega^2)^2\right) - (\omega_0^2)^2(\omega_0^2 - \omega^2) = 0$$

Hacemos un poco de álgebra (Nótese los factores comunes):

$$(\omega_0^2 - \omega^2)\omega^2\left(\omega^2 - \left(2 + \frac{m}{M}\right)\omega_0^2\right) = 0$$

Frecuencias Propias:  $\omega_1^2 = 0$        $\omega_2^2 = \omega_0^2$        $\omega_3^2 = \left(2 + \frac{m}{M}\right)\omega_0^2$

c) Modos Propios:  $(\mathbb{V} - \omega^2\mathbb{T}) \cdot \vec{u} = \vec{0}$ .

Diremos que  $\vec{u} = (a, b, c)$

1.- Caso  $\omega_1^2 = 0$ :

$$\begin{bmatrix} \kappa & -\kappa & 0 \\ -\kappa & \kappa & 0 \\ 0 & 0 & mgl \end{bmatrix} \cdot \begin{pmatrix} a \\ b \\ c \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}$$

Solución:  $a = b$ ,  $c = 0$

Escogemos  $\vec{u}_1 = (1, 1, 0)$

El resorte permanece en su largo natural y el péndulo cuelga en posición vertical. Todo el sistema está en reposo o se mueve con velocidad constante.

2.- Caso  $\omega_2^2 = \omega_0^2$ :

$$\begin{bmatrix} 0 & -\kappa & 0 \\ -\kappa & -m\omega_0^2 & -ml\omega_0^2 \\ 0 & -ml\omega_0^2 & 0 \end{bmatrix} \cdot \begin{pmatrix} a \\ b \\ c \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix} \quad \text{Dividimos por } -\omega_0^2: \quad \begin{bmatrix} 0 & M & 0 \\ M & m & ml \\ 0 & ml & 0 \end{bmatrix} \cdot \begin{pmatrix} a \\ b \\ c \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \\ 0 \end{pmatrix}$$

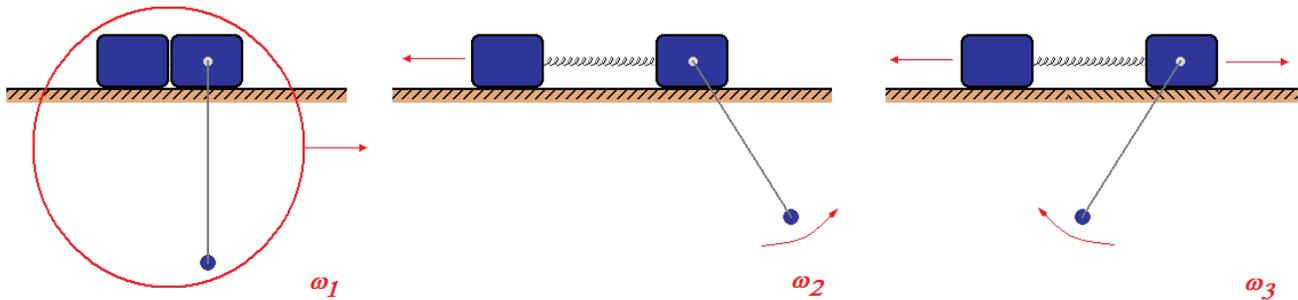
Solución:  $b = 0$ ,  $a = -\frac{m}{M}lc$ . Escogemos  $\vec{u}_2 = (ml, 0, -M)$

El segundo bloque permanece en reposo. El primer bloque y el péndulo oscilan en direcciones opuestas. El centro de masa del sistema permanece estático.

3.- Caso  $\omega_3^2 = (2 + \frac{m}{M})\omega_0^2$

Solución:  $b = -(1 + \frac{m}{M})a$ ,  $c = \frac{1}{l}(2 + \frac{m}{M})a$ . Escogemos  $\vec{u}_3 = (Ml, -(M+m)l, 2M+m)$

(El desarrollo queda propuesto) El primer bloque y el péndulo oscilan en un mismo sentido, aunque con diferente amplitud. El segundo bloque oscila en sentido opuesto. El centro de masa del sistema permanece estático.



d) Matriz de Pasaje:

$$P = [\vec{u}_1 \quad \vec{u}_2 \quad \vec{u}_3] = \begin{bmatrix} 1 & ml & Ml \\ 1 & 0 & -(M+m)l \\ 0 & -M & 2M+m \end{bmatrix}$$

Coordenadas Propias:  $\vec{q} = P \cdot \vec{\Theta}$  :

$$y_1 = \Theta_1 + ml\Theta_2 + Ml\Theta_3 \quad , \quad y_2 = \Theta_1 - (M+m)l\Theta_3 \quad , \quad \theta = -M\Theta_2 + (2M+m)\Theta_3$$

Invertimos el sistema para obtener  $\vec{\Theta}$ :

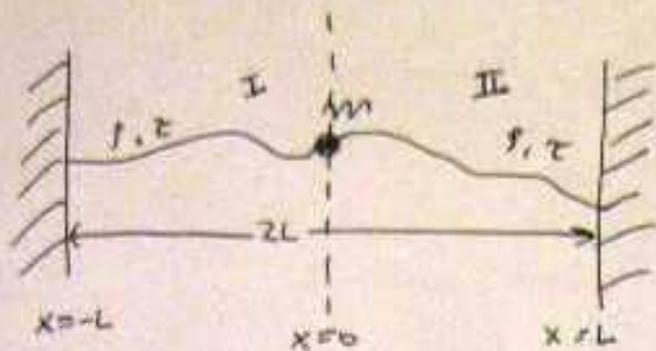
$$\Theta_1 = \frac{My_1 + (M+m)y_2 + ml\theta}{2M+m} \quad , \quad \Theta_2 = \frac{y_1 - y_2 - ml\theta}{l(M+m)} \quad , \quad \Theta_3 = \frac{M(y_1 - y_2) + ml\theta}{l(M+m)(2M+m)}$$

Normalmente conviene normalizar los valores propios antes de construir la matriz de pasaje. El hecho de que los distintos componentes de cada valor propio tienen unidades diferentes dificulta este paso (Por ejemplo, se tendría que hacer un cambio de variables del tipo  $q_3 = l\theta$  para solucionar esto). Por esta ocasión se dejará así.

*Asignación de Puntaje:*

<i>Parte (a)</i>	2.0
<i>Parte (b)</i>	1.5
<i>Parte (c)</i>	2.0
<i>Parte (d)</i>	0.5
<i>Punto Base</i>	1.0
<i>Total</i>	7.0

Problema N°2



Cuerda tensión  $T$ ,  
densidad  $\rho$  con  
(lineal)  
masa en el centro  
(m)

Encontrar frecuencias  
propias

- Planteamos solución de variable separada de la ecuación de ondas en la cuerda, separamos en dos regiones debido a la masa puntual en el centro.

$$\psi = \begin{cases} \psi_I = (A \sin kx + B \cos kx) e^{-i\omega t} & ; -L \leq x \leq 0 \\ \psi_{II} = (C \sin kx + D \cos kx) e^{-i\omega t} & ; 0 \leq x \leq L \end{cases} \quad (1)$$

- Ahora imponemos condiciones de borde:

↳ En  $x=0$   $\psi_I(0,t) = \psi_{II}(0,t)$  (continuidad en  $x=0$ )

↳ En  $x=\pm L$  }  $\psi(\pm L,t) = 0$

↳ En  $x=L$  }  $\psi_I(-L,t) = 0, \psi_{II}(L,t) = 0$

↳ Condición que sale de balance de fuerzas (\*)

- Continuidad

$$\psi_I(0,t) = B e^{-i\omega t} = D e^{-i\omega t} = \psi_{II}(0,t)$$

$$\Rightarrow \boxed{B = D} \quad (2)$$

- $x=L$

$$\psi_I(-L,t) = 0 \Rightarrow -A \sin(kL) + B \cos(kL) = 0$$

$$\Rightarrow \boxed{A \tan(kL) = B} \quad (3)$$

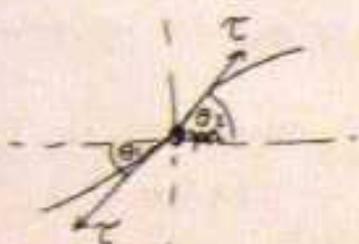
$$\psi_{II}(L, t) = 0 \Rightarrow C \sin(kL) + D \cos(kL) = 0$$

$$\Rightarrow \boxed{C \operatorname{tg}(kL) = -D} \quad (4)$$

• Además de (2) y (3)  $\Rightarrow$  (4)

$$\Rightarrow \boxed{A = -C}$$

• Condición desde el balance de fuerzas en  $x=0$



$$\sum \frac{F_y}{m} = a_y$$

$$\Rightarrow T (\sin \theta_2 - \sin \theta_1) = m \frac{\partial^2 \psi}{\partial t^2}$$

La aproximación de pequeñas oscilaciones  $\sin \theta \approx \operatorname{tg} \theta \approx \frac{\partial \psi}{\partial x}$

$$\rightarrow T \left( \frac{\partial \psi_{II}}{\partial x} - \frac{\partial \psi_I}{\partial x} \right) \Big|_{x=0} = m \frac{\partial^2 \psi}{\partial t^2} \Big|_{x=0}$$

$\psi$  puede ser  $\psi_I$  o  $\psi_{II}$  por continuidad

de ejes

$$\boxed{T \left( \frac{\partial \psi_{II}}{\partial x} - \frac{\partial \psi_I}{\partial x} \right) \Big|_{x=0} = m \frac{\partial^2 \psi_{II}}{\partial t^2} \Big|_{x=0}} \quad (5)$$

evaluando en  $x=0$ :

$$\boxed{2T k (C - A) = -m \omega^2 B} \quad , \text{ como } \underline{C = -A} \dots$$

$$2T k (C) = -m \omega^2 A \operatorname{tg}(kL)$$

$$\Rightarrow +2T k (A) = +m \omega^2 A \operatorname{tg}(kL)$$

$$\boxed{\operatorname{tg}(kL) = \frac{2T}{m} \frac{k}{\omega^2} = \frac{2T}{m c^2} \frac{1}{k}}$$

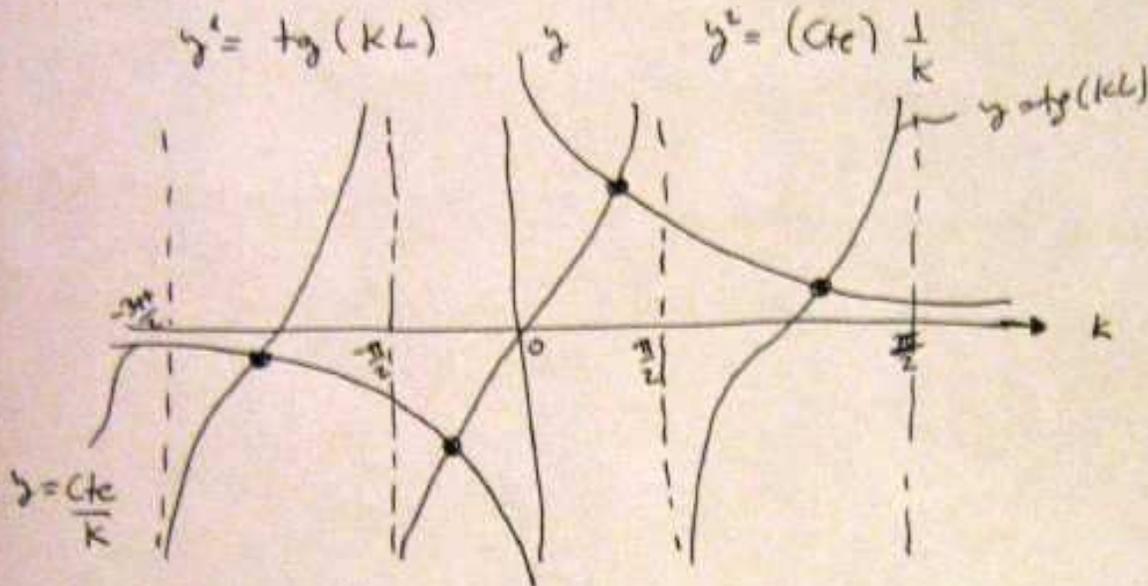
(6) Ecuación para  $k_m$  equivalente a  $\omega_m$  para  $\omega_m$  pues

$$\boxed{\omega_m = c k_m}$$

Tenemos la ecuación trascendental para las frecuencias propias

$$\boxed{\operatorname{tg}(k_n L) = \left(\frac{2T}{mc^2}\right) \frac{1}{k}}$$

Graficamos las funciones



Evidentemente la ecuación (1) se satisface cuando  $y^1 = y^2$ , luego los pts de intersección representan los  $k_n$  soluciones.

para  $k_n \rightarrow \pm \infty$   $\frac{1}{k_n} \rightarrow 0$

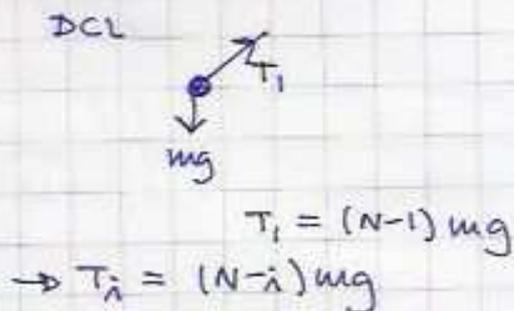
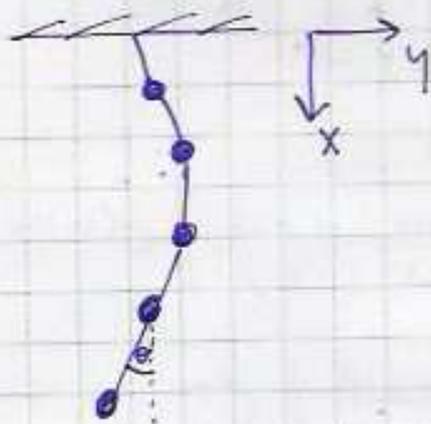
$\Rightarrow \operatorname{tg}(k_n L) \approx 0$

luego  $k_n L = n\pi \Rightarrow \left\{ k_n = \frac{n\pi}{L} \right\}$  cuando  $k_n \rightarrow \pm \infty$  (en especial  $+\infty$ )

Asignación de Puntaje:

Soluciones de Ecuación de Onda por tramos bien planteada	1.0
Condiciones de borde habituales (Continuidad, Extremos Fijos:	1.5
Balace de fuerzas: condición de borde en $x = 0$	1.5
Ecuación Trascendental para $k_n$ ó $\omega_n$ equivalentemente	1.0
Encontrar gráficamente los $k_n$ ó los $\omega_n$	1.0
Punto Base	1.0
<b>Total</b>	<b>7.0</b>

RAUTA C3 P3



$$a) \quad m \ddot{x}_i = T_i \cos \theta_i - T_{i-1} \cos \theta_{i-1} + mg = 0$$

$$m \ddot{y}_i = T_i \sin \theta_i - T_{i-1} \sin \theta_{i-1}$$

Aprox. a pequenas osc.:

$$m \ddot{x} = T_i - T_{i-1} + mg$$

$$m \ddot{y}_i = T_i \operatorname{tg} \theta_i - T_{i-1} \operatorname{tg} \theta_{i-1}$$

$$= T_i \left( \frac{y_{i+1} - y_i}{x_{i+1} - x_i} \right) - T_{i-1} \left( \frac{y_i - y_{i-1}}{x_i - x_{i-1}} \right)$$

$$\ddot{x} = 0 \Rightarrow T_i = T_{i-1} - mg$$

$$(N-i)mg + mg = T_{i-1}$$

$$\rightarrow T_{i-1} = (N-i+1)mg$$

$$\therefore \ddot{y} = (N-i)g \left( \frac{y_{i+1} - y_i}{x_{i+1} - x_i} \right)$$

$$- (N-i+1)g \left( \frac{y_i - y_{i-1}}{x_i - x_{i-1}} \right)$$

$$\ddot{y} = (N-i)g \left[ \left( \frac{y_{i+1} - y_i}{x_{i+1} - x_i} \right) - \left( \frac{y_i - y_{i-1}}{x_i - x_{i-1}} \right) \right] - g \left( \frac{y_i - y_{i-1}}{x_i - x_{i-1}} \right)$$

b) como  $(x_{i+1} - x_i) \sim a = (x_i - x_{i-1})$

$$\ddot{y} = (N-i)ga \left[ \frac{y_{i+1} - 2y_i + y_{i-1}}{(x_{i+1} - x_i)(x_i - x_{i-1})} \right] - g \left( \frac{y_i - y_{i-1}}{x_i - x_{i-1}} \right)$$

como  ~~$(x_{i+1} - x_i) \sim a$~~   $(x_{i+1} - x_i) \rightarrow \Delta x$   
 $i \cdot a \rightarrow x$   
 $N \cdot a \rightarrow L$

$$\ddot{y} = g \left[ (L-x) \frac{\partial}{\partial x} \left( \frac{\partial y}{\partial x} \right) - \frac{\partial y}{\partial x} \right]$$

o lo q' es lo mismo:

$$\ddot{y} = \frac{\partial^2 y}{\partial t^2} = g \frac{\partial}{\partial x} \left( (L-x) \frac{\partial y}{\partial x} \right)$$