

# Solución a los Problemas de los Viernes

Juan Camacho, Santiago Correa

18 de Octubre 2024

## Problema 1

**Enunciado:** Considere un sistema conformado por dos partículas de masa  $m$  unidas por tres resortes: dos con constante elástica  $k$  (los externos) y uno con constante elástica  $3k$  (el central). Calcule las frecuencias y las configuraciones de los correspondientes modos normales para pequeñas oscilaciones del sistema.

## Solución

### Definición de coordenadas

Sea  $x_1(t)$  y  $x_2(t)$  los desplazamientos de las masas 1 y 2 respecto a sus posiciones de equilibrio.

### Análisis de fuerzas

#### ■ Masa 1:

$$\begin{aligned}F_{\text{izq}} &= -kx_1 \\ F_{\text{central}}^{(1)} &= -3k(x_1 - x_2)\end{aligned}$$

#### ■ Masa 2:

$$\begin{aligned}F_{\text{der}} &= -kx_2 \\ F_{\text{central}}^{(2)} &= -3k(x_2 - x_1)\end{aligned}$$

### Ecuaciones de movimiento

$$\begin{aligned}m\ddot{x}_1 &= F_{\text{izq}} + F_{\text{central}}^{(1)} = -kx_1 - 3k(x_1 - x_2) \\ &= -kx_1 - 3kx_1 + 3kx_2 = -4kx_1 + 3kx_2 \\ m\ddot{x}_2 &= F_{\text{der}} + F_{\text{central}}^{(2)} = -kx_2 - 3k(x_2 - x_1) \\ &= -kx_2 - 3kx_2 + 3kx_1 = -4kx_2 + 3kx_1\end{aligned}$$

### Forma matricial

Las ecuaciones se pueden escribir como:

$$m \begin{pmatrix} \ddot{x}_1 \\ \ddot{x}_2 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} -4k & 3k \\ 3k & -4k \end{pmatrix} \begin{pmatrix} x_1 \\ x_2 \end{pmatrix}$$

## Resolución del problema de autovalores

Buscamos soluciones de la forma:

$$\begin{pmatrix} x_1(t) \\ x_2(t) \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} A_1 \\ A_2 \end{pmatrix} e^{i\omega t}$$

Sustituyendo:

$$-m\omega^2 \begin{pmatrix} A_1 \\ A_2 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} -4k & 3k \\ 3k & -4k \end{pmatrix} \begin{pmatrix} A_1 \\ A_2 \end{pmatrix}$$

Simplificando:

$$\left( \begin{pmatrix} -4k & 3k \\ 3k & -4k \end{pmatrix} + m\omega^2 \mathbf{I} \right) \begin{pmatrix} A_1 \\ A_2 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \end{pmatrix}$$

La ecuación característica es:

$$\det \left( \begin{pmatrix} -4k - m\omega^2 & 3k \\ 3k & -4k - m\omega^2 \end{pmatrix} \right) = 0$$

Calculando el determinante:

$$\begin{aligned} (-4k - m\omega^2)^2 - (3k)^2 &= 0 \\ (4k + m\omega^2)^2 - 9k^2 &= 0 \\ (4k + m\omega^2)^2 &= 9k^2 \end{aligned}$$

Tomando raíces cuadradas:

$$4k + m\omega^2 = \pm 3k$$

Resolvemos para  $\omega^2$ :

### ■ Primera solución (+3k):

$$4k + m\omega^2 = 3k \implies m\omega^2 = -k \implies \omega^2 = -\frac{k}{m} \text{ (No física)}$$

### ■ Segunda solución (-3k):

$$4k + m\omega^2 = -3k \implies m\omega^2 = -7k \implies \omega^2 = -\frac{7k}{m} \text{ (No física)}$$

Sin embargo, al reevaluar los signos y replantear las ecuaciones, obtenemos:

$$\begin{cases} m\ddot{x}_1 + 4kx_1 - 3kx_2 = 0 \\ m\ddot{x}_2 - 3kx_1 + 4kx_2 = 0 \end{cases}$$

La matriz se convierte en:

$$\mathbf{K} = \begin{pmatrix} 4k & -3k \\ -3k & 4k \end{pmatrix}$$

La ecuación característica es:

$$(4k - m\omega^2)^2 - (-3k)^2 = 0 \implies (4k - m\omega^2)^2 - 9k^2 = 0$$

Desarrollando:

$$(4k - m\omega^2)^2 = 9k^2$$

Tomando raíces cuadradas:

$$4k - m\omega^2 = \pm 3k$$

Resolvemos:

■ **Primera solución**  $(+3k)$ :

$$4k - m\omega^2 = 3k \implies m\omega^2 = k \implies \omega^2 = \frac{k}{m}$$

■ **Segunda solución**  $(-3k)$ :

$$4k - m\omega^2 = -3k \implies m\omega^2 = 7k \implies \omega^2 = \frac{7k}{m}$$

**Modos normales**

■ **Para**  $\omega^2 = \frac{k}{m}$ :

$$\left( \begin{pmatrix} 4k & -3k \\ -3k & 4k \end{pmatrix} - m\omega^2 \mathbf{I} \right) \begin{pmatrix} A_1 \\ A_2 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \end{pmatrix}$$

Sustituyendo  $\omega^2 = \frac{k}{m}$ :

$$\begin{pmatrix} 4k - k & -3k \\ -3k & 4k - k \end{pmatrix} \begin{pmatrix} A_1 \\ A_2 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \end{pmatrix}$$

Simplificando:

$$\begin{pmatrix} 3k & -3k \\ -3k & 3k \end{pmatrix} \begin{pmatrix} A_1 \\ A_2 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \end{pmatrix}$$

De donde se obtiene  $A_1 = A_2$ .

■ **Para**  $\omega^2 = \frac{7k}{m}$ :

$$\left( \begin{pmatrix} 4k & -3k \\ -3k & 4k \end{pmatrix} - m\omega^2 \mathbf{I} \right) \begin{pmatrix} A_1 \\ A_2 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \end{pmatrix}$$

Sustituyendo  $\omega^2 = \frac{7k}{m}$ :

$$\begin{pmatrix} 4k - 7k & -3k \\ -3k & 4k - 7k \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} -3k & -3k \\ -3k & -3k \end{pmatrix}$$

De donde se obtiene  $A_1 = -A_2$ .

## Conclusión

Las frecuencias naturales son:

$$\omega_1 = \sqrt{\frac{k}{m}}, \quad \omega_2 = \sqrt{\frac{7k}{m}}$$

Los modos normales son:

- **Primer modo:**  $x_1 = x_2$
- **Segundo modo:**  $x_1 = -x_2$

## Problema 2

**Enunciado:** Para un sistema como se muestra en la figura (dos masas iguales y todos los resortes iguales), calcule las frecuencias y las configuraciones de los correspondientes modos normales para pequeñas oscilaciones transversales.

## Solución

### Definición de coordenadas

Consideramos que las masas sólo pueden moverse verticalmente. Denotamos:

- $y_1(t)$ : desplazamiento vertical de la masa 1.
- $y_2(t)$ : desplazamiento vertical de la masa 2.

### Análisis de fuerzas

Para pequeñas oscilaciones, las fuerzas verticales debidas a los resortes se pueden aproximar como:

- **Resortes externos:**

$$F_{1L}^{(y)} = -ky_1, \quad F_{2R}^{(y)} = -ky_2$$

- **Resorte central:**

$$F_{1C}^{(y)} = -k(y_1 - y_2), \quad F_{2C}^{(y)} = -k(y_2 - y_1)$$

### Ecuaciones de movimiento

$$\begin{aligned} m\ddot{y}_1 &= F_{1L}^{(y)} + F_{1C}^{(y)} = -ky_1 - k(y_1 - y_2) = -2ky_1 + ky_2 \\ m\ddot{y}_2 &= F_{2R}^{(y)} + F_{2C}^{(y)} = -ky_2 - k(y_2 - y_1) = -2ky_2 + ky_1 \end{aligned}$$

### Forma matricial

$$m \begin{pmatrix} \ddot{y}_1 \\ \ddot{y}_2 \end{pmatrix} + \begin{pmatrix} 2k & -k \\ -k & 2k \end{pmatrix} \begin{pmatrix} y_1 \\ y_2 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \end{pmatrix}$$

## Resolución del problema de autovalores

Buscamos soluciones de la forma:

$$\begin{pmatrix} y_1(t) \\ y_2(t) \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} B_1 \\ B_2 \end{pmatrix} e^{i\omega t}$$

Sustituyendo:

$$-m\omega^2 \begin{pmatrix} B_1 \\ B_2 \end{pmatrix} + \begin{pmatrix} 2k & -k \\ -k & 2k \end{pmatrix} \begin{pmatrix} B_1 \\ B_2 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \end{pmatrix}$$

La ecuación característica es:

$$\det \left( \begin{pmatrix} 2k - m\omega^2 & -k \\ -k & 2k - m\omega^2 \end{pmatrix} \right) = 0$$

Calculando el determinante:

$$\begin{aligned} (2k - m\omega^2)^2 - k^2 &= 0 \\ (2k - m\omega^2)^2 &= k^2 \end{aligned}$$

Tomando raíces cuadradas:

$$2k - m\omega^2 = \pm k$$

Resolvemos para  $\omega^2$ :

■ **Primera solución** (+k):

$$2k - m\omega^2 = k \implies m\omega^2 = k \implies \omega^2 = \frac{k}{m}$$

■ **Segunda solución** (-k):

$$2k - m\omega^2 = -k \implies m\omega^2 = 3k \implies \omega^2 = \frac{3k}{m}$$

## Modos normales

■ **Para**  $\omega^2 = \frac{k}{m}$ :

$$\begin{pmatrix} 2k - k & -k \\ -k & 2k - k \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} k & -k \\ -k & k \end{pmatrix}$$

De donde se obtiene  $B_1 = B_2$ .

■ **Para**  $\omega^2 = \frac{3k}{m}$ :

$$\begin{pmatrix} 2k - 3k & -k \\ -k & 2k - 3k \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} -k & -k \\ -k & -k \end{pmatrix}$$

De donde se obtiene  $B_1 = -B_2$ .

## Conclusión

Las frecuencias naturales son:

$$\omega_1 = \sqrt{\frac{k}{m}}, \quad \omega_2 = \sqrt{\frac{3k}{m}}$$

Los modos normales son:

- **Primer modo:**  $y_1 = y_2$
- **Segundo modo:**  $y_1 = -y_2$

## Problema 3

**Enunciado:** Para un sistema como se muestra en la figura (dos masas iguales  $m$ , cargas  $+q$  y todos los resortes de constante elástica  $k$ ), calcule las frecuencias y las configuraciones de los correspondientes modos normales para pequeñas oscilaciones horizontales.

## Solución

### Definición de coordenadas

Sea  $x_1(t)$  y  $x_2(t)$  los desplazamientos horizontales de las masas 1 y 2 respecto a sus posiciones de equilibrio.

### Análisis de fuerzas

- **Resortes externos:**

$$F_{\text{resorte},1} = -kx_1, \quad F_{\text{resorte},2} = -kx_2$$

- **Resorte central:**

$$F_{\text{central},1} = -k(x_1 - x_2), \quad F_{\text{central},2} = -k(x_2 - x_1)$$

- **Fuerza electrostática:**

$$F_e = \frac{k_e q^2}{(l + x_2 - x_1)^2} \approx \frac{k_e q^2}{l^2} \left( 1 - \frac{2(x_2 - x_1)}{l} \right)$$

El cambio en la fuerza es:

$$\Delta F_e = -\frac{2k_e q^2}{l^3} (x_2 - x_1)$$

### Ecuaciones de movimiento

**Masa 1:**

$$\begin{aligned} m\ddot{x}_1 &= -kx_1 - k(x_1 - x_2) + \Delta F_e \\ &= -2kx_1 + kx_2 + \frac{2k_e q^2}{l^3} (x_2 - x_1) \\ &= \left( -2k - \frac{2k_e q^2}{l^3} \right) x_1 + \left( k + \frac{2k_e q^2}{l^3} \right) x_2 \end{aligned}$$

## Masa 2:

$$\begin{aligned} m\ddot{x}_2 &= -kx_2 - k(x_2 - x_1) - \Delta F_e \\ &= -2kx_2 + kx_1 - \frac{2k_e q^2}{l^3}(x_2 - x_1) \\ &= \left(-2k - \frac{2k_e q^2}{l^3}\right)x_2 + \left(k + \frac{2k_e q^2}{l^3}\right)x_1 \end{aligned}$$

## Forma matricial

$$m \begin{pmatrix} \ddot{x}_1 \\ \ddot{x}_2 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} -2k - \frac{2k_e q^2}{l^3} & k + \frac{2k_e q^2}{l^3} \\ k + \frac{2k_e q^2}{l^3} & -2k - \frac{2k_e q^2}{l^3} \end{pmatrix} \begin{pmatrix} x_1 \\ x_2 \end{pmatrix}$$

## Resolución del problema de autovalores

Buscamos soluciones de la forma:

$$\begin{pmatrix} x_1(t) \\ x_2(t) \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} C_1 \\ C_2 \end{pmatrix} e^{i\omega t}$$

Obtenemos:

$$\left( \begin{pmatrix} -2k - \frac{2k_e q^2}{l^3} & k + \frac{2k_e q^2}{l^3} \\ k + \frac{2k_e q^2}{l^3} & -2k - \frac{2k_e q^2}{l^3} \end{pmatrix} + m\omega^2 \mathbf{I} \right) \begin{pmatrix} C_1 \\ C_2 \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} 0 \\ 0 \end{pmatrix}$$

La ecuación característica es:

$$\left(-2k - \frac{2k_e q^2}{l^3} + m\omega^2\right)^2 - \left(k + \frac{2k_e q^2}{l^3}\right)^2 = 0$$

Simplificando:

$$\left(m\omega^2 - 2k - \frac{2k_e q^2}{l^3}\right)^2 = \left(k + \frac{2k_e q^2}{l^3}\right)^2$$

Tomando raíces cuadradas:

$$m\omega^2 - 2k - \frac{2k_e q^2}{l^3} = \pm \left(k + \frac{2k_e q^2}{l^3}\right)$$

Resolvemos para  $\omega^2$ :

### ■ Primera solución (+):

$$m\omega^2 = 2k + \frac{2k_e q^2}{l^3} + k + \frac{2k_e q^2}{l^3} = 3k + \frac{4k_e q^2}{l^3}$$

### ■ Segunda solución (-):

$$m\omega^2 = 2k + \frac{2k_e q^2}{l^3} - \left(k + \frac{2k_e q^2}{l^3}\right) = k$$

Las frecuencias naturales son:

$$\omega_1^2 = \frac{k}{m}, \quad \omega_2^2 = \frac{3k + \frac{4k_e q^2}{l^3}}{m}$$

### Modos normales

- **Para  $\omega_1^2 = \frac{k}{m}$ :**

La matriz se convierte en:

$$\begin{pmatrix} -2k - \frac{2k_e q^2}{l^3} + k & k + \frac{2k_e q^2}{l^3} \\ k + \frac{2k_e q^2}{l^3} & -2k - \frac{2k_e q^2}{l^3} + k \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} -k - \frac{2k_e q^2}{l^3} & k + \frac{2k_e q^2}{l^3} \\ k + \frac{2k_e q^2}{l^3} & -k - \frac{2k_e q^2}{l^3} \end{pmatrix}$$

De donde se obtiene  $C_1 = C_2$ .

- **Para  $\omega_2^2 = \frac{3k + \frac{4k_e q^2}{l^3}}{m}$ :**

La matriz se convierte en:

$$\begin{pmatrix} -2k - \frac{2k_e q^2}{l^3} + 3k + \frac{4k_e q^2}{l^3} & k + \frac{2k_e q^2}{l^3} \\ k + \frac{2k_e q^2}{l^3} & -2k - \frac{2k_e q^2}{l^3} + 3k + \frac{4k_e q^2}{l^3} \end{pmatrix} = \begin{pmatrix} k + \frac{2k_e q^2}{l^3} & k + \frac{2k_e q^2}{l^3} \\ k + \frac{2k_e q^2}{l^3} & k + \frac{2k_e q^2}{l^3} \end{pmatrix}$$

De donde se obtiene  $C_1 = -C_2$ .

### Conclusión

Las frecuencias naturales son:

$$\omega_1 = \sqrt{\frac{k}{m}}, \quad \omega_2 = \sqrt{\frac{3k + \frac{4k_e q^2}{l^3}}{m}}$$

Los modos normales son:

- **Primer modo:**  $x_1 = x_2$
- **Segundo modo:**  $x_1 = -x_2$