

# Resumen Vibraciones y Ondas

David Caro  
04-04-2022

## Movimiento Armónico Simple

### Ecuación del movimiento:

$$\ddot{x} + \omega^2 x = 0$$

$$\ddot{x} = -\omega^2 x$$

### solución (coseno):

$$x(t) = A \cos(\omega t + \theta) =$$

$$\sqrt{x_0^2 + \left(\frac{\dot{x}_0}{\omega}\right)^2} \cos \left[ \omega t + \arctan \left( -\frac{\dot{x}_0}{\omega x_0} \right) \right]$$

Frecuencia:  $\nu = \frac{\omega}{2\pi}$

Periodo:

$$T = \frac{2\pi}{\omega} = \frac{1}{\nu}$$

### Superposición de oscilaciones, misma frecuencia:

$$x_1 = A_1 \cos(\omega t + \alpha_1)$$

$$x_2 = A_2 \cos(\omega t + \alpha_2)$$

$$x = A \cos(\omega t + \alpha)$$

$$A = \sqrt{A_1^2 + A_2^2 + 2A_1A_2 \cos(\alpha_1 + \alpha_2)}$$

$$\alpha = \alpha_1 + \arcsin \left( \frac{A_2}{A} \sin(\alpha_2 - \alpha_1) \right)$$

O lo que es mucho más sencillo, en complejos:

$$z = e^{j(\omega t + \alpha_1)} [A_1 + A_2 e^{j(\alpha_2 - \alpha_1)}]$$

Nota que hay dos partes, una estática y una que depende de  $t$ .

Relación de Euler:

$$e^{i\theta} = \cos \theta + i \sin \theta$$

### Superposición de diferentes frecuencias, batidos:

El resultado es periódico sólo si:

$$n_1 T_1 = n_2 T_2 = T$$

Para misma amplitud:

$$x = 2A \cos \left( \frac{\omega_1 - \omega_2}{2} t \right) \cos \left( \frac{\omega_1 + \omega_2}{2} t \right)$$

De donde cabe notar que la primera parte es la "portadora" de baja frecuencia y la segunda parte de alta frecuencia.

El batido sucede cuando:

$$|\omega_1 - \omega_2| \ll \omega_1 + \omega_2$$

de periodo:

$$T = \frac{2\pi}{|\omega_1 - \omega_2|} = \frac{2\pi}{\omega_{\text{beat}}} = \frac{1}{\nu_{\text{beat}}} = \frac{1}{|\nu_1 - \nu_2|}$$

### Muelles:

Ley de Newton:

$$m \frac{d^2 x}{dt^2} + kx = 0$$

Conservación de la energía:

$$\frac{1}{2} m \left( \frac{dx}{dt} \right)^2 + \frac{1}{2} kx^2 = E = \frac{1}{2} kA^2$$

Solución general:

$(\omega = \sqrt{\frac{k}{m}})$ ,  $A$  y  $\alpha$  dependen de las condiciones de contorno, son constantes de integración):

$$x = A \cos(\omega t + \alpha)$$

### Módulo de Young:

$$F = -\frac{AY}{l_0} x = -kx$$

$$T = 2\pi \sqrt{\frac{ml_0}{AY}} = 2\pi \sqrt{\frac{m}{k}} = \frac{2\pi}{\omega} = \frac{1}{\nu}$$

### Péndulo simple:

$$\text{Periodo: } T = 2\pi \sqrt{\frac{h}{g}}$$

$$\text{Frecuencia: } \omega = \sqrt{\frac{g}{h}}$$

### Objeto flotante:

$$\omega = \sqrt{\frac{g\rho A}{m}}$$

$$T = 2\pi \sqrt{\frac{m}{g\rho A}} = 2\pi \sqrt{\frac{h}{g}}$$

siendo  $A$  el área.

## Modos normales

Dados dos elementos vibratorios, sacamos las ecuaciones diferenciales del movimiento (ej. dos péndulos conectados por un muelle):

$$\omega_m^2 = \frac{k}{m}, \quad \omega_p^2 = \frac{g}{l}$$

$$\ddot{x}_A = -\frac{g}{l} x_A - \frac{k}{m} (x_A - x_B)$$

$$\ddot{x}_A + (\omega_p^2 + \omega_m^2) x_A - \omega_m^2 x_B = 0$$

$$\ddot{x}_B + (\omega_p^2 + \omega_m^2) x_B - \omega_m^2 x_A = 0$$

Entonces suponemos que los dos elementos oscilan con la misma frecuencia (estas serán las frecuencias normales del sistema):

$$\ddot{x}_A = -\omega^2 x_A$$

$$\ddot{x}_B = -\omega^2 x_B$$

Reemplazamos y resolvemos:

$$(-\omega^2 + \omega_p^2 + \omega_m^2) x_A - \omega_m^2 x_B = 0$$

$$-\omega_m^2 x_A + (-\omega^2 + \omega_p^2 + \omega_m^2) x_B = 0$$

Usando la regla del determinante y la solución para una ecuación cuadrática:

$$(-\omega^2 + \omega_p^2 + \omega_m^2)^2 - \omega_p^2 = 0$$

$$\omega^4 - 2(\omega_p^2 + \omega_m^2)\omega^2 + ((\omega_p^2 + \omega_m^2) - \omega_m^4) = 0$$

0

$$\omega^2 = \frac{-b \pm \sqrt{b^2 - 4ac}}{2a}$$

$$= \omega_p^2 + \omega_m^2 \pm \sqrt{\omega_m^4}$$

$$\omega^2 = \begin{cases} \omega_p^2 \\ \omega_p^2 + 2\omega_m^2 \end{cases}$$

Entonces, para cada solución, asumimos las diferentes coordenadas de la forma:

$$x_A = A \cos \omega t$$

$$x_B = B \cos \omega t$$

Reemplazamos de nuevo (usando la primera ecuación es suficiente), ahora con  $\omega$ ,  $x_A$  y  $x_B$ , por ejemplo, para  $\omega = \omega_p$  (los cosenos se marchan):

$$(-\omega_p^2 + \omega_p^2 + \omega_m^2) A - \omega_m^2 B = 0$$

$$\omega_m^2 A - \omega_m^2 B = 0$$

$$A = \frac{\omega_m^2}{\omega_m^2} B$$

$$A = B$$

Esto significa que las masas están **en fase y tienen la misma amplitud**.

Y para la otra solución  $\omega^2 = \omega_p^2 + 2\omega_m^2$ :

$$(-\omega_p^2 - 2\omega_m^2 + \omega_p^2 + \omega_m^2) A - \omega_m^2 B = 0$$

$$-\omega_m^2 A - \omega_m^2 B = 0$$

$$A = -\frac{\omega_m^2}{\omega_m^2} B$$

$$A = -B$$

En este segundo modo las masas están **en contrafase y tienen la misma amplitud**.

**Para sacar las coordenadas normales**, tenemos las ecuaciones:

$$\ddot{q} = -\omega_n q, \quad n \in 0 \dots N$$

Donde  $\omega_n$  es la frecuencia normal del modo  $n$  y  $N$  el número de modos normales. Y:

$$\ddot{q} = \sum_{n=0}^N \alpha_n \ddot{x}_n$$

Recordando que  $\ddot{x}_i = -\omega_n^2 x_i$  para cada modo, sustituyes esto en las ecuaciones del movimiento ( $\ddot{x}_i = Ax_1 + Bx_2 \dots$ ), y entonces resuelves, usando el ejemplo anterior:

$$\ddot{q} = \alpha_1 (-(\omega_p^2 + \omega_m^2) x_A + \omega_m^2 x_B)$$

$$+ \alpha_2 (\omega_m^2 x_A - (\omega_p^2 + \omega_m^2) x_B)$$

$$= (-\alpha_1 \omega_p^2 - \alpha_1 \omega_m^2 + \alpha_2 \omega_m^2) x_A$$

$$+ (\alpha_1 \omega_m^2 - \alpha_2 \omega_p^2 - \alpha_2 \omega_m^2) x_B$$

Para el modo  $\omega = \omega_p$ :

$$-\alpha_1 \omega_p^2 x_A = (-\alpha_1 (\omega_p^2 + \omega_m^2) + \alpha_2 \omega_m^2) x_A$$

$$-\alpha_2 \omega_p^2 x_B = (\alpha_1 \omega_m^2 - \alpha_2 (\omega_p^2 + \omega_m^2)) x_B$$

$$\alpha_2 \omega_m^2 = \alpha_1 \omega_m^2$$

$$\alpha_2 = \alpha_1$$

$$q_1 = x_A + x_B$$

Para el modo  $\omega = \sqrt{\omega_p^2 + 2\omega_m^2}$ :

$$-\alpha_1 (\omega_p^2 + 2\omega_m^2) = -\alpha_1 (\omega_p^2 + \omega_m^2) + \alpha_2 \omega_m^2$$

$$-\alpha_2 (\omega_p^2 + 2\omega_m^2) = \alpha_1 \omega_m^2 - \alpha_2 (\omega_p^2 + \omega_m^2)$$

$$-\alpha_1 \omega_p^2 - 2\alpha_1 \omega_m^2 =$$

$$= -\alpha_1 \omega_p^2 - \alpha_1 \omega_m^2 + \alpha_2 \omega_m^2$$

$$-\alpha_1 \omega_p^2 - 2\alpha_1 \omega_m^2 + \alpha_1 \omega_p^2 + \alpha_1 \omega_m^2 = \alpha_2 \omega_m^2$$

$$-\alpha_1 \omega_m^2 = \alpha_2 \omega_m^2$$

$$\alpha_1 = -\alpha_2$$

$$q_2 = x_A - x_B$$

## Oscilaciones amortiguadas y forzadas

### Oscilaciones amortiguadas:

Fuerza amortiguación:

$$b\dot{x}(t)$$

Constante de amortiguamiento:  $b$

$$\gamma = \frac{b}{2m} \text{ (en el libro } \gamma = \frac{b}{m})$$

Frecuencia natural del sistema:

$$\omega_0^2 = \frac{k}{m}$$

Frecuencia de amortiguamiento:

$$\omega_\gamma = \sqrt{\omega_0^2 - \gamma^2}$$

Solución general:

$$\ddot{x}(t) + 2\gamma\dot{x}(t) + \omega_0^2 x(t) = 0$$

Tres casos:

■ Amortiguamiento subcrítico (**oscila**):  
 $\omega_0^2 > \gamma^2; \quad \omega_\gamma \in \mathbb{R}$

■ Amortiguamiento crítico (**no oscila**):  
 $\omega_0^2 = \gamma^2; \quad \omega_\gamma = 0$

■ Amortiguamiento supercrítico (**no oscila**):  $\omega_0^2 < \gamma^2; \quad \omega_\gamma \in \mathbb{C}$

### Resolución de problemas:

■ Dibujar el **diagrama del sistema libre**

■ Obtener la **ecuación del movimiento** (Newton or Lagrange):  
 $m\ddot{x} + b\dot{x} + kx = 0$

- Obtener la **ecuación canónica**:

$$\ddot{x} + \frac{b}{m}\dot{x} + \frac{k}{m}x = 0$$

- Obtener  $\omega_0$  y  $\xi$ :

$$\omega_0 = \sqrt{\frac{k}{m}}$$

$$\xi = \frac{\gamma}{\omega_0} = \frac{b}{2m\omega_0}$$

- Aplicar solución:

- Subcrítico  $\xi < 1$ :

$$x(t) = Ce^{-\xi\omega_0 t} \sin(\omega_0 t + \delta)$$

- Crítico  $\xi = 1$ :

$$x(t) = (C_1 + C_2 t)e^{-\omega_0 t}$$

- Supercrítico  $\xi > 1$ :

$$x(t) = C_1 e^{-|\lambda_1|t} + C_2 e^{-|\lambda_2|t}$$

$$Q = \frac{1}{2} \frac{\omega_0}{\gamma} = 2\pi \frac{E(t)}{E(t+T)}$$

### Oscilaciones Forzadas:

Forzamiento:

$$F = F_0 \cos(\omega t + \alpha_0)$$

Solución:

$$m\ddot{x}(t) + b\dot{x}(t) + kx(t) = F_0 \cos(\omega t + \alpha_0)$$

$$\ddot{x}(t) + 2\gamma\dot{x}(t) + \omega_0^2 x(t) = g(t)$$

$$g(t) = \frac{F_0}{m} \cos(\omega t + \alpha_0)$$

$$= g_0 \cos(\omega t + \alpha_0)$$

La solución tiene dos partes, una homogénea

( $x_h(t)$ ), misma que el amortiguado) y una no

homogénea ( $x_p(t)$ ):

$$x(t) = x_h(t) + x_p(t)$$

$$x_h(t) = x_{\text{transitoria}} = Ce^{-\gamma t} \cos(\omega_\gamma t + \delta)$$

$$x_p(t) = x_{\text{estacionaria}} =$$

$$\frac{g_0}{\sqrt{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + 4\gamma^2 \omega^2}} \cos(\omega t + \alpha_0 - \beta)$$

$$\beta = \arctan\left(\frac{2\gamma\omega}{\omega_0^2 - \omega^2}\right)$$

Potencia (máxima cuando  $F$  y  $v$  en fase

-> resonancia):  $P = Fv$

Factor de amplificación:

$$\frac{A}{g_0} = \frac{1}{\sqrt{(\omega_0^2 - \omega^2)^2 + 4\gamma^2 \omega^2}}$$

Deformación estática:

$$\delta_{\text{est}} = \frac{F_0}{k}$$

Factor dinámico de amplificación:

$$F_{\text{amplif}} = \frac{A}{\delta_{\text{est}}}$$

## Modos normales en sistemas continuos

Densidad de masa:

$$\mu = \frac{M}{L}$$

Frecuencia angular normal:

$$\omega_n = \frac{n\pi}{L} v = \frac{n\pi}{L} \sqrt{\frac{T}{\mu}}$$

Velocidad normal:

$$v = \sqrt{\frac{T}{\mu}}$$

Ciclos por unidad de tiempo:

$$\nu_n = \frac{nv}{2L}$$

Longitud de onda:

$$\lambda_n = \frac{2L}{n} = \frac{v}{\nu_n}$$

Energía cinética:

$$Ec = \frac{1}{2} \int_0^L \mu \left( \frac{\partial y(x,t)}{\partial t} \right)^2 dx$$

$$E_{\text{tot}} = \sum_{n=0} N E_{\text{tot del modo } n}$$

Solución general:

$$\frac{\partial^2 y}{\partial t^2} = v^2 \frac{\partial^2 y}{\partial x^2}$$

$$y(x,t) = C \sin\left(\frac{\omega}{v}x + \alpha\right) \cos(\omega t + \beta)$$

Movimiento de la cuerda libre, solución:

$$y(x,t) = \sum_{n=1}^{\infty} A_n \sin\left(\frac{2\pi x}{\lambda_n}\right) \cos \omega_n t$$

$$y(x,t) = \sum_{n=1}^{\infty} A_n \sin\left(\frac{\omega_n x}{v_n}\right) \cos \omega_n t$$

Restricciones:

Si el lado es libre ( $x = L$ ), es máximo:

$$\left( \frac{\partial y(x,t)}{\partial x} \right)_{x=L} = 0$$

Si el lado ( $x = L$ ) está anclado, no se mueve:

$$y(L,t) = 0$$

Si el lado ( $x = L$ ) está forzado:

$$y(L,t) = F$$

Movimiento de la cuerda forzada en un extremo

Lado forzado:  $y(0,t) = B \cos \omega t$

Lado anclado:  $y(L,t) = 0$

Solución:

$$f(x) = A \sin\left(\frac{wL}{v} + \alpha\right)$$

$$A = \frac{B}{\sin\left(p\pi - \frac{\omega L}{v}\right)}$$

Movimiento de una barra anclada en un extremo:

$$\text{Velocidad: } v = \sqrt{\frac{Y}{\rho}}$$

$$f(x) = A \sin\left(\frac{\omega x}{v}\right)$$

frecuencias naturales (nu  $\nu$ ):

$$\nu_n = \frac{(n - \frac{1}{2})v}{2L} = \frac{2n-1}{4L} \left(\frac{Y}{\rho}\right)^{\frac{1}{2}}$$

Movimiento de un tubo de aire:

$$\text{Velocidad: } v = \sqrt{\frac{P\gamma}{\rho}}$$

Donde  $1 < \gamma < \frac{5}{3}$  es el coeficiente de adiabáticas.

Desarrollo de Fourier:

$$y(x) = \sum_n B_n \sin \frac{n\pi x}{L}$$

Donde:

$$B_n = \frac{2}{L} \int_0^L y(x) \sin \frac{n\pi x}{L} dx$$

Extras:

Aproximaciones para ángulos pequeños:

$$\sin(\theta) \approx \theta$$

$$\cos(\theta) \approx 1$$

Integración por partes:

$$\int u dv = uv - \int v du$$

Multiplicación seno/coseno (para ángulo doble usa  $B = A$ ):

$$\sin A \cos B = \frac{\sin(A+B) + \sin(A-B)}{2}$$

$$\cos A \sin B = \frac{\sin(A+B) - \sin(A-B)}{2}$$

$$\cos A \cos B = \frac{\cos(A+B) + \cos(A-B)}{2}$$

$$\sin A \sin B = \frac{\cos(A+B) - \cos(A-B)}{2}$$

Series de Taylor (para polinomializar una ecuación):

$$f(b) = \sum_{n=0}^{\infty} \frac{f^{(n)}(b)}{n!} (x - b)^n$$

Momentos inerciales:

$$\text{Disco: } I = \frac{mR^2}{2}$$