

# Aplicaciones de ecuaciones diferenciales de 2do orden

Coordinación de Ecuaciones Diferenciales y Métodos Numéricos, DMCC

- **Vibraciones en sistemas mecánicos.**

DMCC, Facultad de Ciencia, USACH



# Vibraciones en sistemas mecánicos

Si aplicamos la Segunda Ley de Newton (Fuerza total = masa · aceleración) obtenemos

$$m \frac{d^2 x}{dt^2} = -kx \quad \implies \quad \frac{d^2 x}{dt^2} + \frac{k}{m} x = 0.$$

La ecuación característica es

$$p^2 + \frac{k}{m} = 0,$$

y luego la solución general es

$$x(t) = c_1 \cos\left(\sqrt{\frac{k}{m}} t\right) + c_2 \operatorname{sen}\left(\sqrt{\frac{k}{m}} t\right), \quad c_1, c_2 \in \mathbb{R}.$$

Si en el instante inicial  $t = 0$ , el carro se lleva a la posición  $x = x_0$  y desde allí se suelta sin velocidad inicial, tenemos las condiciones iniciales

$$x(0) = x_0 \quad \text{y} \quad v(0) = \frac{dx}{dt}(0) = 0,$$

y obtenemos  $c_1 = x_0$  y  $c_2 = 0$ . Luego tenemos la solución

$$x(t) = x_0 \cos\left(\sqrt{\frac{k}{m}} t\right).$$



# Vibraciones en sistemas mecánicos

**2.- Vibraciones amortiguadas.** En este caso se agrega el efecto de una fuerza de amortiguamiento  $F_d$ , debida a la viscosidad del medio (aire, agua, aceite, etc.), también *opuesta a la dirección del alargamiento y con una magnitud directamente proporcional al valor de la velocidad del alargamiento*:

$$F_d = -c \frac{dx}{dt}, \quad c > 0, \quad c : \text{resistencia del medio}.$$

Tenemos entonces la ecuación

$$m \frac{d^2x}{dt^2} = F_s + F_d, \quad \text{o bien}$$

$$\frac{d^2x}{dt^2} + \frac{c}{m} \frac{dx}{dt} + \frac{k}{m} x = 0.$$

La ecuación característica es

$$p^2 + \frac{c}{m} p + \frac{k}{m} = 0,$$

que tiene raíces

$$p_1, p_2 = -\frac{c}{2m} \pm \sqrt{\left(\frac{c}{2m}\right)^2 - \frac{k}{m}}.$$

# Vibraciones en sistemas mecánicos

**A) Vibraciones Sobreamortiguadas.** Caso  $\left(\frac{c}{2m}\right)^2 - \frac{k}{m} > 0$  ( $c > 2\sqrt{km}$ ).

Entonces  $p_1, p_2$  son números negativos distintos y la solución general es

$$x(t) = c_1 e^{p_1 t} + c_2 e^{p_2 t}.$$

Bajo las condiciones iniciales  $x(0) = x_0$  y  $v(0) = \frac{dx}{dt}(0) = 0$ , se obtiene

$$x(t) = \frac{x_0}{p_1 - p_2} (p_1 e^{p_2 t} - p_2 e^{p_1 t}).$$

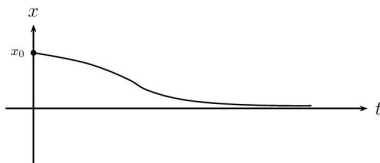


Figure: Gráfico de  $x(t) = \frac{x_0}{p_1 - p_2} (p_1 e^{p_2 t} - p_2 e^{p_1 t})$

**B) Vibraciones críticamente amortiguadas.** En este caso  $\left(\frac{c}{2m}\right)^2 = \frac{k}{m}$  (es decir,  $c = 2\sqrt{km}$ ).

Aquí  $p_1 = p_2 = -\sqrt{\frac{k}{m}}$  y la solución general es

$$x(t) = (c_1 + c_2 t)e^{-\sqrt{\frac{k}{m}} t}.$$

Al imponer las condiciones iniciales  $x(0) = x_0$  y  $v(0) = \frac{dx}{dt}(0) = 0$ , se obtiene

$$x(t) = x_0\left(1 + \sqrt{\frac{k}{m}} t\right)e^{-\sqrt{\frac{k}{m}} t}$$

cuyo gráfico es del mismo tipo que la figura anterior. Luego no hay vibración y el carro tiende a ir a su posición de equilibrio.

# Vibraciones en sistemas mecánicos

**C) Vibraciones Subamortiguadas.** Ahora  $\left(\frac{c}{2m}\right)^2 - \frac{k}{m} < 0$  (es decir,  $c < 2\sqrt{km}$ ).  
Tenemos

$$p_1, p_2 = -\frac{c}{2m} \pm i\sqrt{\frac{k}{m} - \left(\frac{c}{2m}\right)^2},$$

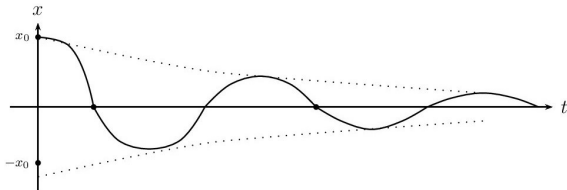
y la solución general es

$$x(t) = e^{-bt} [c_1 \cos(\alpha t) + c_2 \sin(\alpha t)],$$

donde  $b = \frac{c}{2m}$  y  $\alpha = \sqrt{\frac{k}{m} - \left(\frac{c}{2m}\right)^2}$ .

Con las condiciones  $x(0) = x_0$  y  $v(0) = \frac{dx}{dt}(0) = 0$ , se obtiene

$$x(t) = \frac{x_0}{\alpha} e^{-bt} [\alpha \cos(\alpha t) + b \sin(\alpha t)].$$





# Vibraciones en sistemas mecánicos

**2.- Vibraciones forzadas.** Si agregamos una fuerza externa  $F_e = f(t)$  que actúa sobre el carro. Tenemos

$$m \frac{d^2 x}{dt^2} = F_s + F_d + F_e ,$$

lo que implica

$$\frac{d^2 x}{dt^2} + \frac{c}{m} \frac{dx}{dt} + \frac{k}{m} x = \frac{1}{m} f(t) .$$

Un caso importante es cuando la fuerza externa es periódica

$$f(t) = F_0 \cos(\omega t) .$$

En ese caso la ecuación diferencial es

$$\frac{d^2 x}{dt^2} + \frac{c}{m} \frac{dx}{dt} + \frac{k}{m} x = \frac{F_0}{m} \cos(\omega t) .$$

# Vibraciones en sistemas mecánicos

Usaremos el método de los coeficientes indeterminados para encontrar una solución particular. Si  $i\omega$  no es raíz de la ecuación característica, buscamos una solución del tipo

$$x_p(t) = A \sin(\omega t) + B \cos(\omega t) .$$

Tenemos las derivadas

$$x_p'(t) = \omega(A \cos(\omega t) - B \sin(\omega t)) , \quad x_p''(t) = -\omega^2(A \sin(\omega t) + B \cos(\omega t)) ,$$

y reemplazando en nuestra ecuación multiplicada por  $m$ , obtenemos

$$\begin{aligned} F_0 \cos(\omega t) &= k(A \sin(\omega t) + B \cos(\omega t)) + c\omega(A \cos(\omega t) - B \sin(\omega t)) \\ &\quad - m\omega^2(A \sin(\omega t) + B \cos(\omega t)) . \end{aligned}$$

Luego las constantes  $A$  y  $B$  deben verificar

$$\begin{cases} \omega c A + (k - m\omega^2)B &= F_0 \\ (k - m\omega^2)A - \omega c B &= 0 . \end{cases}$$

Por lo tanto

$$A = \frac{\omega c F_0}{(k - m\omega^2)^2 + \omega^2 c^2} \quad B = \frac{F_0(k - m\omega^2)}{(k - m\omega^2)^2 + \omega^2 c^2} ,$$

y

$$x_p(t) = \frac{F_0}{(k - m\omega^2)^2 + \omega^2 c^2} \left[ \omega c \sin(\omega t) + (k - m\omega^2) \cos(\omega t) \right] .$$

# Vibraciones en sistemas mecánicos

**Caso importante: Resonancia.** Consideremos el caso anterior cuando la constante de amortiguación  $c$  es nula y  $i\omega$  es raíz de la ecuación característica (es decir  $\omega = \sqrt{\frac{k}{m}}$ ). Tenemos entonces la ecuación diferencial

$$\frac{d^2x}{dt^2} + \frac{k}{m}x = \frac{F_0}{m} \cos\left(\sqrt{\frac{k}{m}} t\right).$$

La solución general de la ecuación homogénea es

$$x_h(t) = c_1 \cos\left(\sqrt{\frac{k}{m}} t\right) + c_2 \operatorname{sen}\left(\sqrt{\frac{k}{m}} t\right).$$

Debemos buscar solución particular de ecuación no-homogénea de la forma

$$x_p(t) = Ct \cos\left(\sqrt{\frac{k}{m}} t\right) + Dt \operatorname{sen}\left(\sqrt{\frac{k}{m}} t\right).$$

Calculando la primera y segunda derivada de  $x_p(t)$  y reemplazando en la ecuación obtenemos

$$C = 0 \quad \text{y} \quad D = \frac{F_0}{2m\sqrt{\frac{k}{m}}},$$

y por lo tanto

$$x_p(t) = \frac{F_0}{2m\sqrt{\frac{k}{m}}} t \operatorname{sen}\left(\sqrt{\frac{k}{m}} t\right).$$

# Resonancia

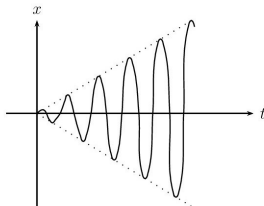


Figure: Gráfico de  $x_p(t) = \frac{F_0}{2m\sqrt{\frac{k}{m}}} t \operatorname{sen} \left( \sqrt{\frac{k}{m}} t \right)$

De esta forma la solución general es

$$x(t) = c_1 \cos \left( \sqrt{\frac{k}{m}} t \right) + c_2 \operatorname{sen} \left( \sqrt{\frac{k}{m}} t \right) + \frac{F_0}{2m\sqrt{\frac{k}{m}}} t \operatorname{sen} \left( \sqrt{\frac{k}{m}} t \right).$$

El fenómeno que describimos se conoce como **resonancia** que ocurre cuando la **frecuencia externa**  $w$  es igual a la **frecuencia natural** del sistema masa-resorte  $\omega_0 = \sqrt{k/m}$ , es decir,  $w = \sqrt{k/m}$ .

# Sistema de unidades

**Sistema de unidades**

Sistema	Masa	$g$ aceleración	tiempo	Fuerza	distancia
Internacional (SI)	kg	$9,8[m/s^2]$	seg	Newton [N]	m
Cegesimal (CGS)	g	$980[cm/s^2]$	seg	Dina	cm
Inglés	slugs	$32[pie/s^2]$	seg	Libra fuerza [lbf]	1pie=12 pulgadas

**Ejercicio:** Un cuerpo con una masa  $0,1\text{kg}$  estira un resorte  $0,2\text{m}$  hasta llegar a la posición de equilibrio. A continuación, se tira el cuerpo  $1\text{m}$  debajo del punto de equilibrio y se le aplica una velocidad de  $\sqrt{2}\text{m/seg}$  dirigida hacia abajo. Despreciando todas las fuerzas de amortiguación y externas, determine:

- la ecuación del movimiento de la masa junto con su amplitud, periodo y frecuencia natural.
- ¿Cuánto tiempo transcurre desde que se suelta la masa hasta que pasa por la posición de equilibrio?.

Considere  $g = 10\text{m/seg}^2$ .

**Solución:** Como estamos en el caso de una vibración simple no amortiguada, tenemos la ecuación

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

cuya solución general es

$$x(t) = c_1 \cos\left(\sqrt{\frac{k}{m}} t\right) + c_2 \text{sen}\left(\sqrt{\frac{k}{m}} t\right), \quad c_1, c_2 \in \mathbb{R}.$$

Para encontrar  $k$  observamos que la masa de  $0.1\text{kg}$  estira el resorte  $l_0 = 0,2\text{m}$ . Empleando la ley de Hooke en la posición de equilibrio, se tiene

$$mg = kl_0 \implies k = 5,$$

lo que implica  $k = 5 [\text{kg}/\text{seg}^2]$ , así

$$\sqrt{\frac{k}{m}} = \sqrt{50} = 5\sqrt{2}.$$

Luego

$$x(t) = c_1 \cos(5\sqrt{2} t) + c_2 \text{sen}(5\sqrt{2} t).$$

Imponiendo nuestras condiciones iniciales son  $x(0) = 1\text{m}$  y  $x'(0) = \sqrt{2}\text{m}/\text{seg}$ , tenemos

$$\begin{aligned} 1 &= x(0) = c_1, \\ \sqrt{2} &= x'(0) = 5\sqrt{2}c_2, \end{aligned}$$

lo que implica  $c_1 = 1$  y  $c_2 = \frac{1}{5}$ . Por consiguiente, la ecuación del movimiento de la masa es

$$x(t) = \cos(5\sqrt{2} t) + \frac{1}{5} \text{sen}(5\sqrt{2} t).$$

Para encontrar la amplitud de las oscilaciones debemos introducir el **ángulo de fase**, que se define por

$$\sin(\phi) = \frac{c_1}{A} \quad \cos(\phi) = \frac{c_2}{A}, \quad A = \sqrt{c_1^2 + c_2^2}.$$

Usando esto la solución la podemos escribir de la forma

$$x(t) = A \sin \left( \sqrt{\frac{k}{m}} t + \phi \right).$$

En efecto,

$$\begin{aligned} x(t) &= c_1 \cos \left( \sqrt{\frac{k}{m}} t \right) + c_2 \sin \left( \sqrt{\frac{k}{m}} t \right) = A \frac{c_1}{A} \cos \left( \sqrt{\frac{k}{m}} t \right) + A \frac{c_2}{A} \sin \left( \sqrt{\frac{k}{m}} t \right) \\ &= A \sin(\phi) \cos \left( \sqrt{\frac{k}{m}} t \right) + A \cos(\phi) \sin \left( \sqrt{\frac{k}{m}} t \right) \\ &= A \sin \left( \sqrt{\frac{k}{m}} t + \phi \right). \end{aligned}$$

En nuestro caso la amplitud de las oscilaciones es

$$A = \sqrt{c_1^2 + c_2^2} = \sqrt{1 + \left(\frac{1}{5}\right)^2} = \sqrt{\frac{26}{25}} = \frac{\sqrt{26}}{5} = 1,0198.$$

Podemos calcular el ángulo de fase, notar que  $\tan(\phi) = c_1/c_2 = 5$ , entonces  $\phi = \arctan(5) = 1,3734$ .



La solución queda

$$x(t) = \frac{\sqrt{26}}{5} \sin \left( 5\sqrt{2} t + 1,3734 \right).$$

El período es

$$T = 2\pi \sqrt{\frac{m}{k}} = 2\pi \sqrt{\frac{0,1}{5}} = 0,2\sqrt{2}\pi,$$

y la frecuencia de la vibración

$$f = \frac{1}{T} = \frac{1}{2\pi} \sqrt{\frac{k}{m}} = \frac{1}{2\pi} \sqrt{\frac{5}{0,1}} = 5 \frac{\sqrt{2}}{2\pi}.$$

El tiempo transcorre desde que se suelta la masa hasta que pasa por la posición de equilibrio verifica

$$5\sqrt{2} \bar{t} + \phi = \pi \implies \bar{t} = \frac{\pi - \phi}{5\sqrt{2}} = 0,25 \text{seg}.$$