

## FORMULARIO VIBRACIONES

Ecuación diferencial:  $m_e \ddot{x} + c_e \dot{x} + k_e x = f(t)$

Adimensional:  $\ddot{x} + 2\zeta\omega_n \dot{x} + \omega_n^2 x = f(t)/m$

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

con:  $\omega_n = \frac{2\pi}{\tau_n}$     $\omega_n = 2\pi f_n$     $\omega_n = \sqrt{\frac{k_e}{m_e}}$     $\zeta = \frac{c_e}{2\sqrt{m_e k_e}}$     $\omega_a = \omega_n \sqrt{1 - \zeta^2}$

### VIBRACIONES LIBRES: $x(t) = x_h(t)$

**Sistema no amortiguado:**  $\zeta = 0$

$$x(t) = A \operatorname{sen}(\omega_n t) + B \operatorname{cos}(\omega_n t) \quad A = \frac{\dot{x}(0)}{\omega_n} \quad B = x(0)$$

$$x(t) = X_o \operatorname{cos}(\omega_n t - \phi) \quad X_o = \sqrt{\left(\frac{\dot{x}(0)}{\omega_n}\right)^2 + (x(0))^2} \quad \phi = \tan^{-1} \frac{\dot{x}(0)}{x(0)\omega_n}$$

**Sistema subamortiguado:**  $0 < \zeta < 1$

$$x(t) = e^{-\zeta\omega_n t} (A \operatorname{sen}(\omega_a t) + B \operatorname{cos}(\omega_a t)) \quad A = \frac{\dot{x}(0) + \zeta\omega_n x(0)}{\omega_a} \quad B = x(0)$$

O bien,

$$x(t) = X_o e^{-\zeta\omega_n t} \operatorname{cos}(\omega_a t - \phi), \quad X_o = \sqrt{\left(\frac{\dot{x}(0) + \zeta\omega_n x(0)}{\omega_a}\right)^2 + (x(0))^2} \quad \phi = \tan^{-1} \frac{\dot{x}(0) + \zeta\omega_n x(0)}{x(0)\omega_a}$$

Decremento logarítmico  $\Delta = \ln \frac{x_i}{x_j} = \frac{2\pi n \zeta}{\sqrt{1 - \zeta^2}} \quad \zeta = \frac{\Delta}{\sqrt{(2\pi n)^2 + \Delta^2}} \quad x_i > x_j$

**Sistema Críticamente amortiguado:**  $\zeta = 1$

$$x(t) = [A + Bt] e^{-\zeta\omega_n t} \quad A = x(0) \quad B = \dot{x}(0) + \omega_n x(0)$$

**Sistema Sobreamortiguado:**  $\zeta > 1$

$$x(t) = A e^{(-\zeta + \sqrt{\zeta^2 - 1})\omega_n t} + B e^{(-\zeta - \sqrt{\zeta^2 - 1})\omega_n t} \quad A = \frac{\dot{x}(0) + (\zeta + \sqrt{\zeta^2 - 1})\omega_n x(0)}{2\omega_n \sqrt{\zeta^2 - 1}} \quad B = \frac{-\dot{x}(0) - (\zeta - \sqrt{\zeta^2 - 1})\omega_n x(0)}{2\omega_n \sqrt{\zeta^2 - 1}}$$

**VIBRACIONES FORZADAS EN REGIMEN PERMANENTE:  $x(t) = x_p(t)$**

Coef. de amplitud dinámico $K = \frac{1}{\sqrt{(1-r^2)^2 + (2\zeta r)^2}}$	Coef. de transmisibilidad: $\tau = \frac{\sqrt{1+(2\zeta r)^2}}{\sqrt{(1-r^2)^2 + (2\zeta r)^2}}$	Relación entre frecuencias $r = \frac{\Omega}{\omega_n}$
---	--	---

**Vibraciones por excitación armónica:  $m_e \ddot{x} + c_e \dot{x} + k_e x = F_o \cos(\Omega t)$**

$$x(t) = X_m \cos(\Omega t - \varphi) \quad X_m = \frac{F_o}{k_e} K \quad \tan \varphi = \frac{2\zeta r}{1-r^2} \quad r_{crit} = \sqrt{1-2\zeta^2}$$

**Fuerza transmitida a la Fundación:**  $F_T = c\dot{x}(t) + kx(t)$

$$F_T = F_{Tmax} \cos(\Omega t - \varphi - \phi) \quad F_{Tmax} = F_o \tau \quad \tan \varphi = \frac{2\zeta r}{1-r^2} \quad \tan \phi = 2\zeta r$$

**Vibraciones por masa desbalanceada:  $M_e \ddot{x} + c_e \dot{x} + k_e x = me\Omega^2 \cos(\Omega t)$**

$$x(t) = X_m \cos(\Omega t - \varphi) \quad X_m = \frac{me\Omega^2}{k_e} K = \frac{me}{M_e} r^2 K \quad \tan \varphi = \frac{2\zeta r}{1-r^2} \quad r_{crit} = \frac{1}{\sqrt{1-2\zeta^2}}$$

**Fuerza transmitida a la Fundación:**  $F_T = c\dot{x}(t) + kx(t)$

$$F_T = F_{Tmax} \cos(\Omega t - \varphi - \phi) \quad F_{Tmax} = F_o \tau \quad F_{Tmax} = me\Omega^2 \tau = me\omega_n^2 r^2 \tau$$

**Vibraciones por centro de masa desbalanceado:  $M_e \ddot{x} + c_e \dot{x} + k_e x = M_e e \Omega^2 \cos(\Omega t)$**

$$x(t) = X_m \cos(\Omega t - \varphi) \quad X_m = \frac{M_e e \Omega^2}{k_e} K \quad X_m = er^2 K$$

**Fuerza transmitida a la Fundación:**

$$F_T = c\dot{x}(t) + kx(t) \quad F_T = F_{Tmax} \cos(\Omega t - \varphi - \phi) \quad F_{Tmax} = M_e e \omega_n^2 r^2 \tau$$

**Vibraciones por movimiento de la base:  $Y = Y_m \cos(\Omega t)$ :**

Coor. absoluta x:

$$m_e \ddot{x} + c_e (\dot{x} - \dot{y}) + k_e (x - y) = 0 \quad m_e \ddot{x} + c_e \dot{x} + k_e x = k_e y + c_e \dot{y}$$

Coor. relativa z:

$$m_e \ddot{x} + c_e (\dot{x} - \dot{y}) + k_e (x - y) = 0 \quad m_e \ddot{z} + c_e \dot{z} + k_e z = -m_e \ddot{y}$$

**VIBRACIONES TRANSITORIAS:**  $x(t) = x_h(t) + x_p(t)$

Si se utiliza Laplace:  $x(t) = L^{-1}[H(s)F(s)] + x_{CI}(t)$  con  $H(s) = \frac{1}{(ms^2 + cs + k)}$

**Vibraciones por fuerzas no periódicas:**

Respuesta a un impulso unitario  $f(t) = \delta(t)$   $F(s) = 1$

$$h(t) = \frac{1}{m\omega_a} e^{-\zeta\omega_n t} \sin \omega_a t \quad \text{si} \quad \zeta = 0 \quad h(t) = \frac{1}{m\omega_n} \sin \omega_n t$$

Respuesta a un escalón unitario  $f(t) = u(t)$   $F(s) = 1/s$

$$g(t) = \frac{1}{k} \left[ 1 - e^{-\zeta\omega_n t} \left( \cos \omega_a t + \frac{\zeta}{\sqrt{1-\zeta^2}} \sin \omega_a t \right) \right] \quad \text{si} \quad \zeta = 0 \quad g(t) = \frac{1}{k} [1 - \cos \omega_n t]$$

Respuesta a una rampa de pendiente unitaria,  $f(t) = t$   $F(s) = 1/s^2$

$$r(t) = \frac{1}{k} \left[ t - \frac{2\zeta}{\omega_n} + e^{-\zeta\omega_n t} \left( \frac{2\zeta}{\omega_n} \cos(\omega_a t) + \frac{2\zeta^2 - 1}{\omega_a} \sin(\omega_a t) \right) \right] \quad \text{si} \quad \zeta = 0 \quad r(t) = \frac{1}{k} \left[ t - \frac{1}{\omega_n} \sin(\omega_n t) \right]$$

Respuesta a las Condiciones Iniciales:

$$x_{CI}(t) = e^{-\zeta\omega_n t} \left( \frac{\dot{x}(0) + \zeta\omega_n x(0)}{\omega_a} \text{sen}(\omega_a t) + x(0) \text{cos}(\omega_a t) \right)$$

**Integral de Convolución:**

$$x(t) = \int_0^t f(\tau)h(t-\tau)d\tau$$

$$x(t) = \int_0^t f(t-\tau)h(\tau)d\tau$$

**Integral de Duhamel:**

$$x(t) = f(0)g(t) + \int_0^t f'(\tau)g(t-\tau)d\tau$$