

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

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

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

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

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

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

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

Decremento logarítmico

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

**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    Coef. de transmisibilidad:    Relación entre frecuencias

$$K = \frac{1}{\sqrt{(1 - r^2)^2 + (2\zeta r)^2}} \quad \tau = \frac{\sqrt{1 + (2\zeta r)^2}}{\sqrt{(1 - r^2)^2 + (2\zeta r)^2}} \quad r = \frac{\Omega}{\omega_n}$$

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

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

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

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

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

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

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

$$F_T = F_{T \max} \cos(\Omega t - \phi - \phi) \quad F_{T \max} = F_o \tau \quad F_{T \max} = m_e \Omega^2 \tau = m_e \omega_n^2 r^2 \tau$$

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

$$x(t) = X_m \sin(\Omega t - \phi) \quad X_m = \frac{M_e e \Omega^2}{k_e} K \quad X_m = e r^2 K$$

Fuerza transmitida a la Fundación:

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

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

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:

$$m_e \ddot{z} + c_e \dot{z} + k_e z = -m_e \ddot{y}$$

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

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

**Vibraciones por fuerzas no periódicas:**

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

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

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

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

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

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

Respuesta a las Condiciones Iniciales:

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

**Integral de Convolución:**

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

**Integral de Duhamel:**

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