



同济大学土木工程防灾国家重点实验室、桥梁工程系

高等结构动力学

——之第二讲

单自由度系统强迫振动

主讲教师：葛耀君 教授、博士



1. 简谐荷载作用

荷载形式：
$$p(t) = p_0 \sin \bar{\omega}t$$

1.1 无阻尼系统

振动方程：
$$m\ddot{v}(t) + kv(t) = p_0 \sin \bar{\omega}t$$

齐次解 (Complementary Solution) :

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

特殊解 (Particular Solution) :

$$v_p(t) = C \sin \bar{\omega}t$$

$$C = \frac{p_0}{k} \left[\frac{1}{1 - (\bar{\omega}/\omega)^2} \right]$$



1.1 无阻尼系统(续)

通解 (General Solution) :

$$v(t) = v_c(t) + v_p(t) = A \cos \omega t + B \sin \omega t + C \sin \bar{\omega} t$$

初始条件 (Initial Conditions) :

$$v(0) = \dot{v}(0) = 0$$

$$A = 0, \quad B = -\frac{p_0 \beta}{k} \left[\frac{1}{1 - \beta^2} \right]$$

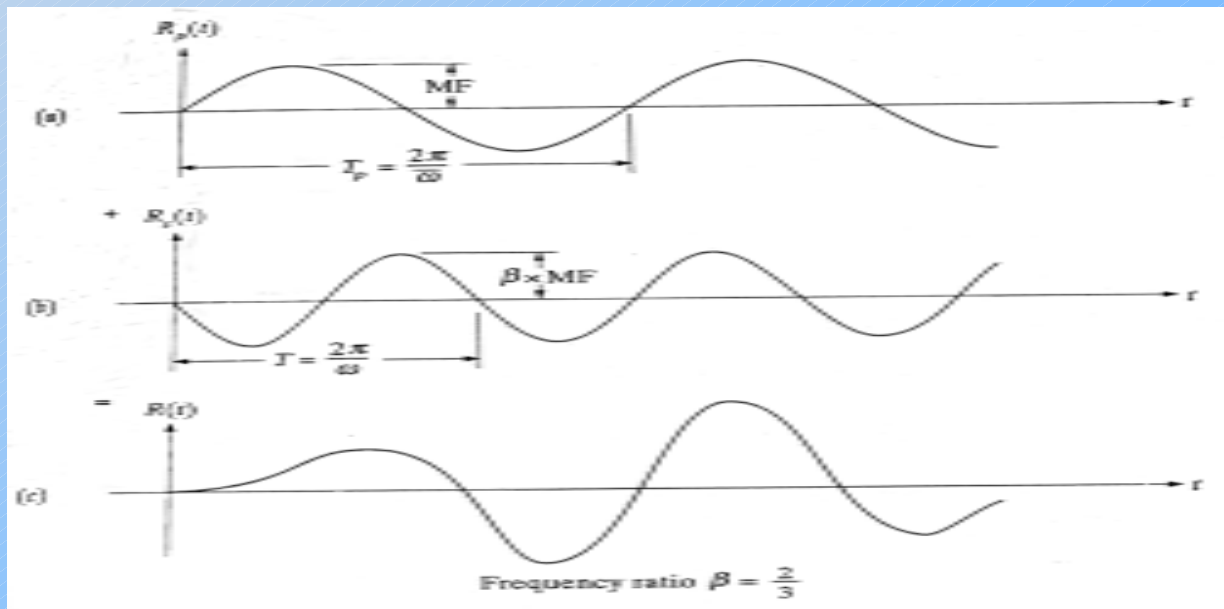
无阻尼系统通解 :

$$v(t) = \frac{p_0}{k} \left[\frac{1}{1 - \beta^2} \right] (\sin \bar{\omega} t - \beta \sin \omega t)$$



1.1 无阻尼系统(续)

- $\frac{p_0}{k}$ —— 静力荷载 p_0 作用下的位移
- $\frac{1}{1-\beta^2}$ —— 简谐荷载放大系数 (MF)
- $\sin \bar{\omega}t$ —— 简谐荷载引起的稳态响应分量 (steady-state response)
- $\beta \sin \omega t$ —— 初始条件控制的自由振动瞬态响应分量 (transient response)



无阻尼系统简谐荷载作用下的位移响应



1.2 粘滞阻尼系统

振动方程：
$$\ddot{v}(t) + 2\xi\omega\dot{v}(t) + \omega^2v(t) = \frac{p_0}{m} \sin \bar{\omega}t$$

齐次解：
$$v_c(t) = [A \cos \omega_D t + B \sin \omega_D t] \exp(-\xi\omega t)$$

特殊解：
$$v_p(t) = G_1 \cos \bar{\omega}t + G_2 \sin \bar{\omega}t$$

$$G_1 = \frac{p_0}{k} \left[\frac{-2\xi\beta}{(1-\beta^2)^2 + (2\xi\beta)^2} \right]$$

$$G_2 = \frac{p_0}{k} \left[\frac{1-\beta^2}{(1-\beta^2)^2 + (2\xi\beta)^2} \right]$$

$$\beta = \bar{\omega}/\omega$$

通解：
$$v(t) = [A \cos \omega_D t + B \sin \omega_D t] \exp(-\xi\omega t) + \frac{p_0}{k} \left[\frac{1}{(1-\beta^2)^2 + (2\xi\beta)^2} \right] [(1-\beta^2) \sin \bar{\omega}t - 2\xi\beta \cos \bar{\omega}t]$$



1.2 粘滞阻尼系统(续)

稳态简谐响应

形式 : $v_p(t) = \frac{p_0}{k} \left[\frac{1}{(1-\beta^2)^2 + (2\xi\beta)^2} \right] \left[(1-\beta^2) \sin \bar{\omega}t - 2\xi\beta \cos \bar{\omega}t \right]$

形式 : $v_p(t) = G \exp(i\bar{\omega}t)$

$$G = \frac{p_0}{k} \left[\frac{(1-\beta^2) - i(2\xi\beta)}{(1-\beta^2)^2 + (2\xi\beta)^2} \right]$$

形式 : $v_p(t) = \rho \sin(\bar{\omega}t - \theta)$

$$\rho = \frac{p_0}{k} \left[(1-\beta^2)^2 + (2\xi\beta)^2 \right]^{-1/2} \Rightarrow D = \left[(1-\beta^2)^2 + (2\xi\beta)^2 \right]^{-1/2}$$

$$\theta = \tan^{-1} \left[\frac{2\xi\beta}{1-\beta^2} \right] \quad (0 < \theta < \pi)$$



1.2 粘滞阻尼系统(续)

粘滞阻尼系统共振现象

$$\xi = 0 \quad , \quad D = \frac{1}{1 - \beta^2}$$

$$\beta = 1 \quad , \quad D = \frac{1}{2\xi}$$

$\beta \rightarrow 1$, 共振发生条件

$$\text{极值 } D_m = \frac{1}{2\xi\sqrt{1-\xi^2}} \quad , \quad \text{条件 } \beta = \sqrt{1-2\xi^2}$$

阻尼比测量方法:

自由振动衰减法、共振系数法、半功率谱法、能量衰减法



1.3 复刚度阻尼系统

每周能量损失： $E_D = (2\pi / \bar{\omega}) P_{avg} = 2\pi \xi m \omega \bar{\omega} \rho^2$

主要试验问题：能量损失与作用力频率无关

复刚度阻尼力： $f_D(t) = i\zeta kv(t)$

复刚度系数： $\hat{k} = k(1 + i\zeta)$

振动方程： $m\ddot{v}(t) + \hat{k}v(t) = p_0 \exp(i\bar{\omega}t)$

特殊解： $v_p(t) = G \exp(i\bar{\omega}t)$

$$G = \frac{p_0}{k} \left[\frac{(1 - \beta^2) - i\zeta}{(1 - \beta^2)^2 + \zeta^2} \right]$$



1.3 复刚度阻尼系统(续)

特殊解 : $v_p(t) = \bar{\rho} \exp(i\bar{\omega}t - \bar{\theta})$

$$\bar{\rho} = \frac{P_0}{k} \left[(1 - \beta^2)^2 + \zeta^2 \right]^{1/2}$$

$$\bar{\theta} = \tan^{-1} \left[\frac{\zeta}{(1 - \beta^2)} \right]$$

两种阻尼系统的转换条件 : $\zeta = 2\xi\beta$

结果 : $\hat{k} = k(1 + i2\xi)$

$$\bar{\rho} = \rho$$

$$\bar{\theta} = \theta$$

$$f_D(t) = 2i\xi k \bar{\rho} \left[\exp(i\bar{\omega}t - \bar{\theta}) \right]$$

$$E_D(t) = 2\pi\xi m \omega^2 \bar{\rho}^2$$



2. 周期荷载作用

2.1 Fourier 展开式

三角函数：
$$p(t) = a_0 + \sum_{n=1}^{\infty} a_n \cos \bar{\omega}_n t + \sum_{n=1}^{\infty} b_n \sin \bar{\omega}_n t$$

$$\bar{\omega}_n = n\bar{\omega}_1 = n \frac{2\pi}{T_p}$$

$$a_0 = \frac{1}{T_p} \int_0^{T_p} p(t) dt$$

$$a_n = \frac{2}{T_p} \int_0^{T_p} p(t) \cos \bar{\omega}_n t dt$$

$$b_n = \frac{2}{T_p} \int_0^{T_p} p(t) \sin \bar{\omega}_n t dt$$

$$T_p = N\Delta t$$

$$\int_0^{T_p} q(t) dt \doteq \Delta t \left[\frac{q_0}{2} + \left(\sum_{i=1}^{N-1} q_m \right) + \frac{q_N}{2} \right]$$



2.1 Fourier 展开式(续)

$$\left. \begin{matrix} a_0 \\ a_n \\ b_n \end{matrix} \right\} = \frac{2\Delta t}{T_p} \sum_{m=1}^{N-1} q_m \quad q_m = \begin{cases} \frac{1}{2} p(t_m) \\ p(t_m) \cos \bar{\omega}_n (m\Delta t) \\ p(t_m) \sin \bar{\omega}_n (m\Delta t) \end{cases}$$

指数函数：
$$p(t) = \sum_{n=-\infty}^{\infty} P_n \exp(i\bar{\omega}_n t)$$

$$P_n = \frac{1}{T_p} \int_0^{T_p} p(t) \exp(-i\bar{\omega}_n t) dt$$

$$T_p = N\Delta t$$

$$P_n = \frac{1}{N} \sum_{m=1}^{N-1} p(t_m) \exp\left(-i \frac{2\pi n m}{N}\right)$$



2.2 无阻尼系统响应

正弦荷载响应：
$$v_n(t) = \frac{b_n}{k} \left[\frac{1}{1 - \beta_n^2} \right] \sin \bar{\omega}_n t$$

$$\beta_n = \bar{\omega}_n / \omega$$

余弦荷载响应：
$$v_n(t) = \frac{a_n}{k} \left[\frac{1}{1 - \beta_n^2} \right] \cos \bar{\omega}_n t$$

常量荷载响应：
$$v_0 = a_0 / k$$

荷载响应叠加：
$$v(t) = \frac{1}{k} \left\{ a_0 + \sum_{n=1}^{\infty} \left[\frac{1}{1 - \beta_n^2} \right] (a_n \cos \bar{\omega}_n t + b_n \sin \bar{\omega}_n t) \right\}$$

2.3 粘滞阻尼系统响应

$$v(t) = \frac{1}{k} \left\{ a_0 + \sum_{n=1}^{\infty} \left[\frac{1}{(1 - \beta_n^2)^2 + (2\xi\beta_n)^2} \right] \right\} \\ \times \left\{ 2\xi a_n \beta_n + b_n (1 - \beta_n)^2 \sin \bar{\omega}_n t \right. \\ \left. + \left[a_n (1 - \beta_n)^2 - 2\xi b_n \beta_n \right] \cos \bar{\omega}_n t \right\}$$



2.4 频域分析法基本思路

步骤1：将周期荷载展开成Fourier级数

求Fourier级数的各项系数

步骤2：频率响应系数 H_n

计算不同 ω_n 下的系数 H_n

步骤3：频域响应转换到时域响应

求各模态叠加结果



3.冲击荷载作用

冲击荷载特点：作用时间短、阻尼力可忽略

3.1 正弦冲击荷载

荷载形式：

第一阶段($0 \leq t \leq t_1$)：

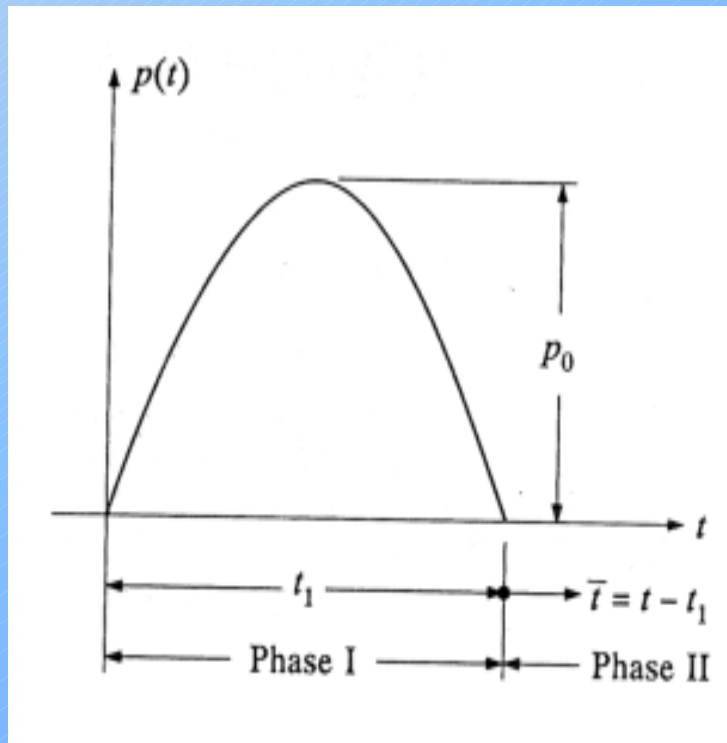
$$R(\alpha) = \frac{v(t)}{p_0/k} = \left[\frac{1}{1-\beta^2} \right] \left(\sin \pi\alpha - \beta \sin \frac{\pi\alpha}{\beta} \right)$$

$$\alpha = t/t_1, \quad \beta = \bar{\omega}/\omega = T/2t_1$$

$$\beta \rightarrow 1 \quad : R(\alpha) = \frac{1}{2} (\sin \pi\alpha - \pi\alpha \cos \pi\alpha)$$

极值条件： $\alpha = \frac{2\beta n}{\beta \pm 1}$

极大值： $R_{\max} = 1.73 \quad (\beta = 0.5)$



正弦冲击荷载图



3.1 正弦冲击荷载(续)

第二阶段($t > t_1$) :

$$R(\alpha) = \left[\frac{-\beta}{1-\beta^2} \right] \left\{ \left(1 + \cos \frac{\pi}{\beta} \right) \sin \left[\frac{\pi}{\beta} (\alpha - 1) \right] + \sin \frac{\pi}{\beta} \cos \left[\frac{\pi}{\beta} (\alpha - 1) \right] \right\}$$

$$\frac{\pi}{\beta} (\alpha - 1) = \omega(t - t_1)$$

$$\beta \rightarrow 1 : R(\alpha) = \frac{\pi}{2} \cos[\pi(\alpha - 1)]$$

$$\text{极值条件 : } \beta = \frac{3}{2}$$

$$\text{极大值 : } R_{\max} = \left[\frac{-\beta}{1-\beta^2} \right] \left[2 \left(1 + \cos \frac{\pi}{\beta} \right) \right]^{1/2} \approx 1.2$$



3.2 矩形冲击荷载

荷载形式：

第一阶段 ($0 \leq t \leq t_1$):

$$R(\alpha) = \left[1 - \cos 2\pi \left(\frac{t_1}{T} \right) \alpha \right]$$

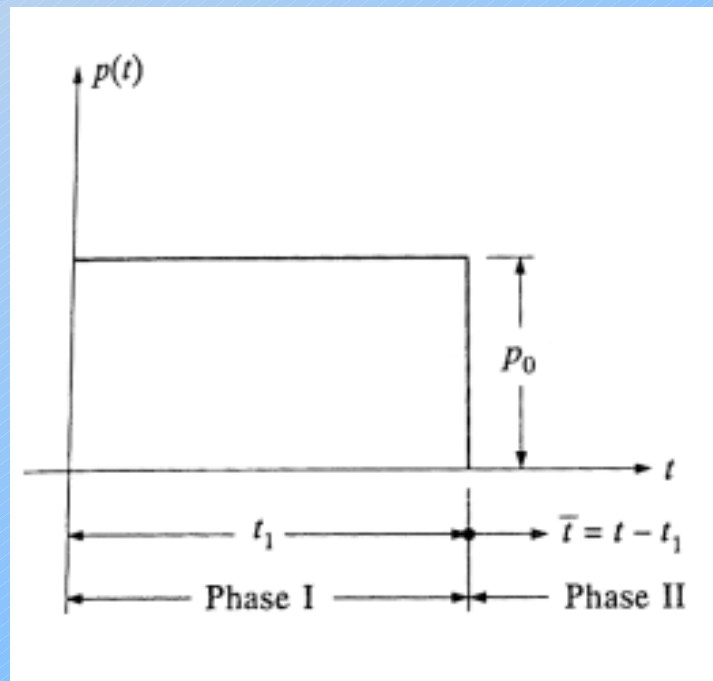
极值条件： $\frac{t_1}{T} \alpha = \frac{1}{2}$ 或 $\alpha = 1$

极大值： $R_{\max} = 2$

第二阶段 ($t > t_1$):

$$R(\alpha) = \left(1 - \cos 2\pi \frac{t_1}{T} \right) \cos \left[2\pi \frac{t_1}{T} (\alpha - 1) \right] + \sin 2\pi \frac{t_1}{T} \sin \left[2\pi \frac{t_1}{T} (\alpha - 1) \right]$$

极大值： $R_m = 2 \sin \pi \frac{t_1}{T}$



矩形冲击荷载图

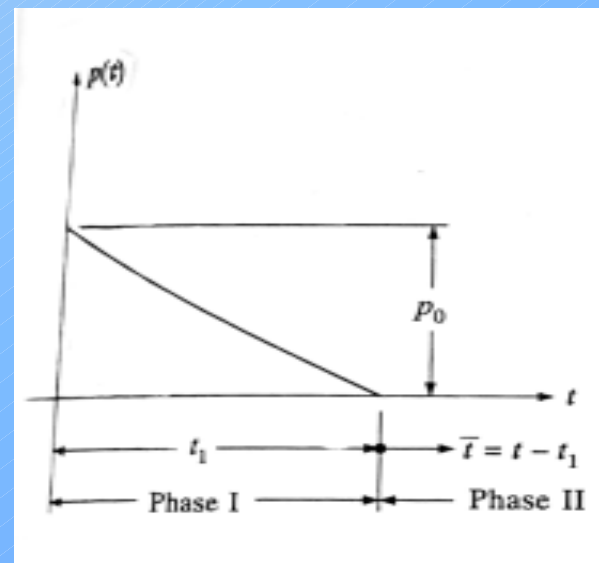
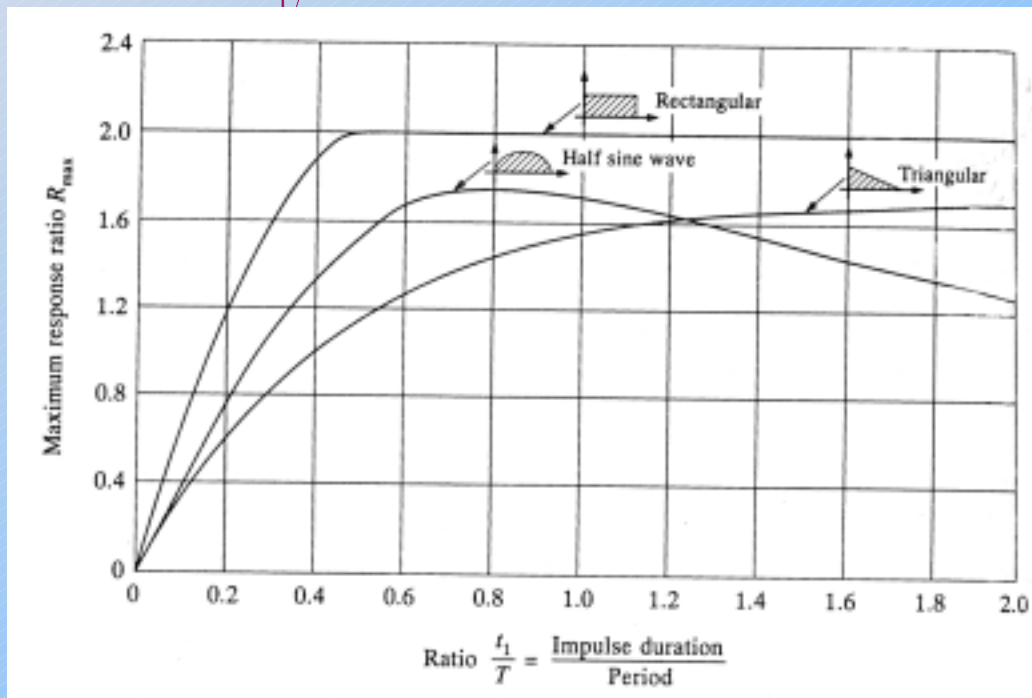


3.3 三角冲击荷载

荷载形式：

第一阶段($0 \leq t \leq t_1$):

$$R(\alpha) = \frac{1}{2\pi t_1/T} \sin 2\pi \frac{t_1}{T} \alpha - \cos 2\pi \frac{t_1}{T} \alpha - \alpha + 1$$



三角冲击荷载图

三种冲击荷载作用下的位移响应谱



3.4 冲击荷载近似计算

长周期作用($t_1/T > 1$)：放大系数主要取决于荷载增大速度
矩形冲击荷载最大为2

其他冲击荷载略大于1

短周期作用($t_1/T < \frac{1}{4}$)：放大系数主要取决于冲量 $I = \int_0^{t_1} p(t)dt$

近似计算方法($t_1/T > \frac{1}{4}$)： $m\Delta\dot{v} = \int_0^{t_1} [p(t) - kv(t)]dt \approx \int_0^{t_1} p(t)dt$

$$\Delta\dot{v} = \frac{1}{m} \int_0^{t_1} p(t)dt$$

$$v(\bar{t}) \doteq \frac{1}{m\omega} \left(\int_0^{t_1} p(t)dt \right) \sin \omega\bar{t}$$



小 结

1. 简谐荷载作用

无阻尼系统、粘滞阻尼系统、复刚度阻尼系统

齐次解 + 特殊解 = 通解

2. 周期荷载作用

Fourier展开、频域分析法

3. 冲击荷载作用

正弦荷载、矩形荷载、三角荷载



下周同一时间再见!