

第7章 基本振动系统动态特性及系统参数的测量

- 基本振动系统
 - 自由衰减振动系统
 - 受迫稳态振动系统
- 系统参数测量
 - 固有频率
 - 阻尼系数
 - 质量
 - 刚度
- 简弦振动的测量
 - 频率
 - 振幅
 - 相位

基本振动系统：单自由度
质量、弹簧、阻尼

复杂振动系统：多自由度
连续介质结构等

简谐振动：单频

周期性振动：多频

随机振动：复杂

非线性振动：



第7章 基本振动系统动态特性及系统参数的测量

• 7.1 自由衰减振动测试系统的振动特性

固有频率和阻尼比是振动系统的十分重要的动特性参数。人们研究具体振动问题时，常常首先需要确定系统的固有频率和阻尼比。

基本振动系统，即大家熟悉的单自由度系统，若存在弱粘性阻尼，则其自由微振动微分方程一般为

$$m\ddot{x} + c\dot{x} + kx = 0$$



$$m\ddot{x} + c\dot{x} + kx = 0$$

$$x = Ae^{-\zeta\omega_n t} \sin(\omega_d t + \phi)$$

$$\zeta = c / c_c \quad c_c = 2m\omega_n$$

$$\omega_n = \sqrt{k/m}, \omega_d = \omega_n \sqrt{1 - \zeta^2}$$

$$A = \sqrt{x_0^2 + \left(\frac{\dot{x}_0 + \zeta\omega_n x_0}{\omega_d} \right)^2}, \quad \phi = \tan^{-1} \frac{\omega_d x_0}{\dot{x}_0 + \zeta\omega_n x_0}$$



$$T_d = 1/f_d = 2\pi/\omega_d$$

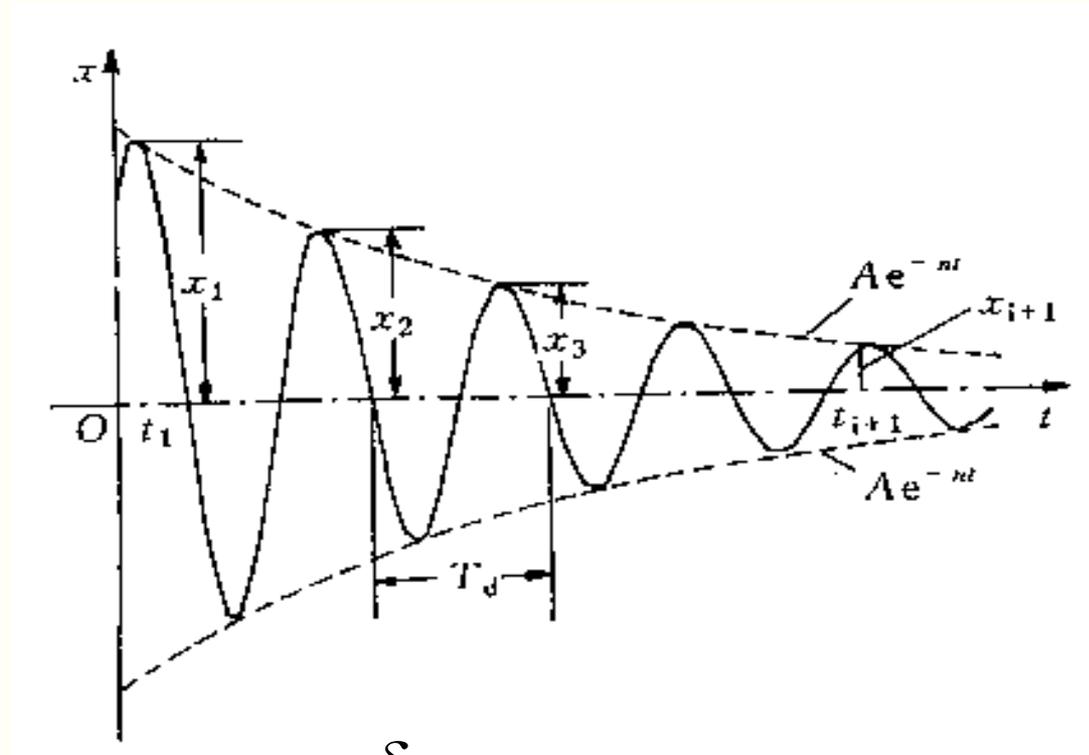
$$x_n/x_{n+1} = e^{\zeta\omega_n T_d} = e^{2\pi\zeta/\sqrt{1-\zeta^2}}$$

$$\delta = \ln \frac{x_n}{x_{n+1}}$$

$$\delta = \frac{1}{n-1} \ln \frac{x_1}{x_n}$$

$$\delta = \frac{2\pi\zeta}{\sqrt{1-\zeta^2}}$$

$$\zeta = \frac{\delta}{\sqrt{4\pi^2 + \delta^2}}$$



7.2 由受迫稳态振动测试系统的振动特性

$$m\ddot{x} + c\dot{x} + kx = F \sin \omega t$$

$$x = X \sin(\omega t - \phi)$$

$$X = \frac{F/k}{\sqrt{\left[1 - \left(\frac{\omega}{\omega_n}\right)^2\right]^2 + \left(2\zeta \frac{\omega}{\omega_n}\right)^2}}, \phi = \tan^{-1} \frac{2\zeta \frac{\omega}{\omega_n}}{1 - \left(\frac{\omega}{\omega_n}\right)^2}$$



$$dX/d\omega = 0$$

$$\omega = \omega_n \sqrt{1 - 2\zeta^2}$$

x 的幅值取得极大值。

$$\omega = \omega_n$$

\dot{x} 的幅值取得极大值。

$$\omega = \frac{\omega_n}{\sqrt{1 - 2\zeta^2}}$$

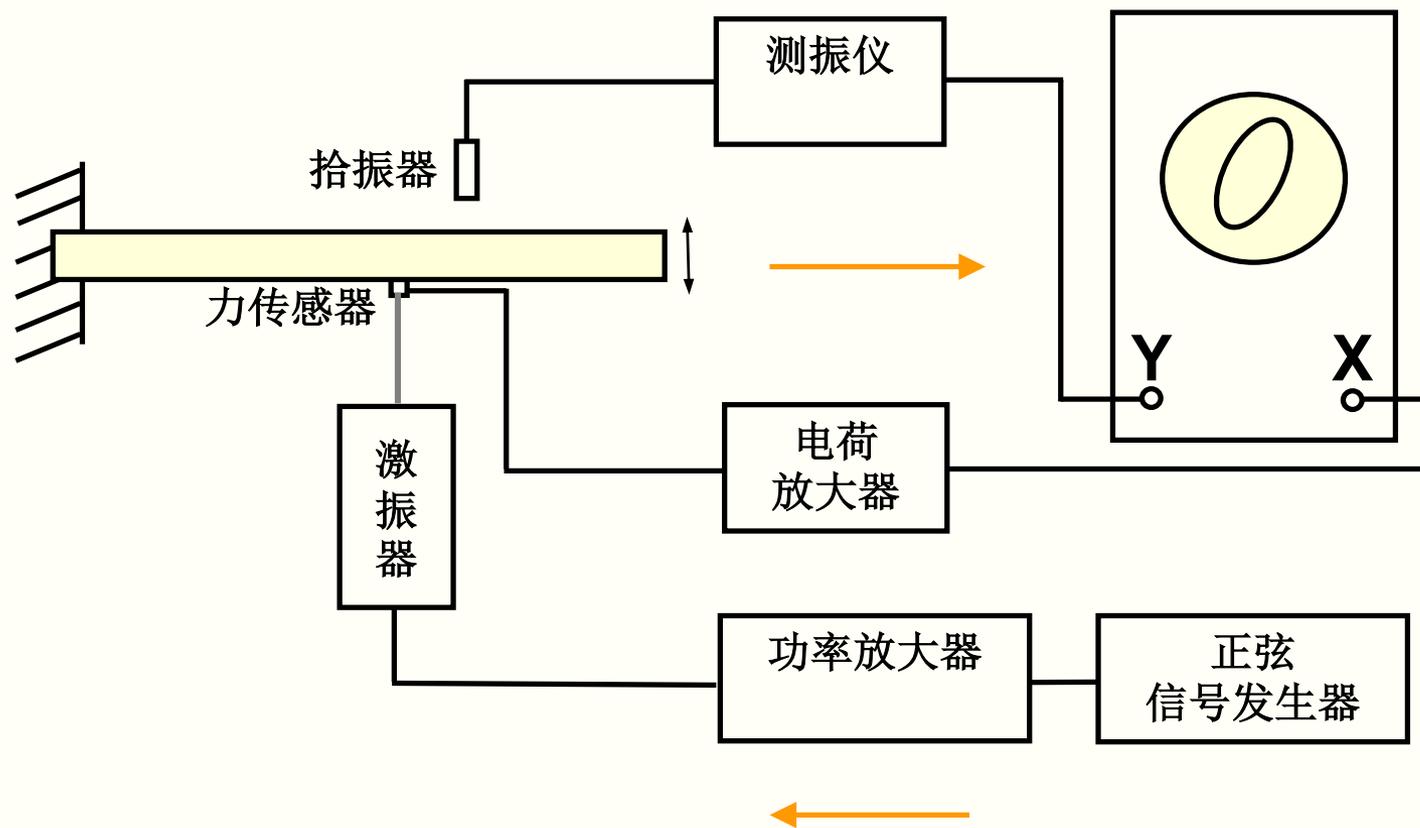
\ddot{x} 的幅值也取得极大值。

当激励频率达到某一特定值，若振动稳态响应的幅值获得极大值，常被称为**共振**。一般在有阻尼情况下，系统稳态响应的位移、速度和加速度的共振频率各不相同。

注意，只有振动速度的共振频率与无阻尼固有频率相等。



7.2.1 使用速度共振测系统固有频率



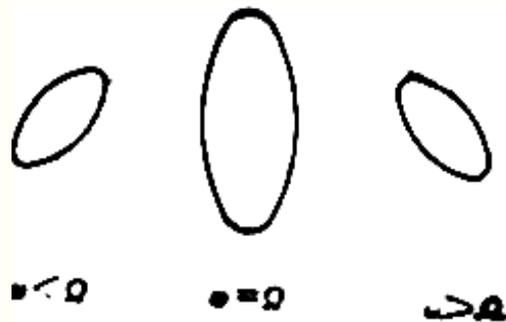
横轴 $F \sin \omega t$ 纵轴 $\dot{x} = \omega X \sin(\omega t - \phi + \frac{\pi}{2})$

$$\tan \phi = \frac{2\zeta(\omega / \omega_n)}{1 - (\omega / \omega_n)^2}$$

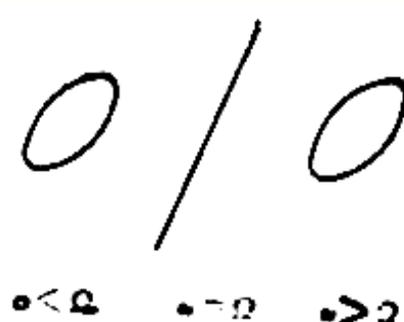
速度共振时: $\omega = \omega_n$ $\phi = \pi / 2$

则, 与激振力相位差:

$$\omega t - \phi + \pi / 2 - \omega t = \omega t - \pi / 2 + \pi / 2 - \omega t = 0$$



用位移响应判定速度共振



用速度响应判定速度共振

第7章 基本振动系统



7.2 .2使用振动台激振测固有频率

1.结构与振动台总质量相比很小时

$$m\ddot{x} + c\dot{x} + kx = ky + c\dot{y}$$

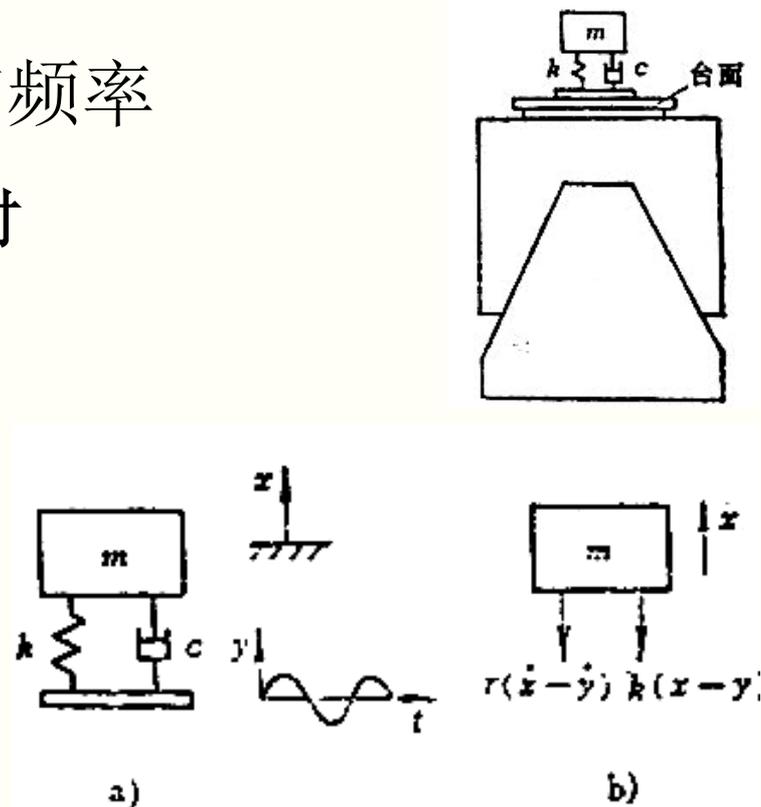
$$y = Ye^{j\omega t}$$

$$x = Xe^{j(\omega t - \phi)}$$

$$\omega_n = \sqrt{k/m}$$

$$\left| \frac{X}{Y} \right| = \sqrt{\frac{1 + (2\zeta\omega / \omega_n)^2}{[1 - (\omega / \omega_n)^2]^2 + (2\zeta\omega / \omega_n)^2}},$$

振动传递率



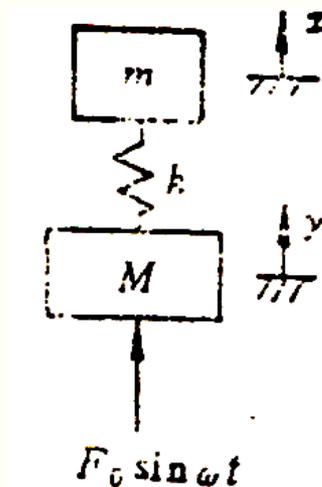
$$\tan \phi = \frac{(2\zeta\omega / \omega_n)^2}{1 - (\omega / \omega_n)^2 + (2\zeta\omega / \omega_n)^2}$$



2. 结构与振动台总质量相差不大时

$$\begin{cases} m\ddot{x} = -(x - y)k \\ M\ddot{y} = (x - y)k + F \sin \omega t \end{cases}$$

$$\begin{bmatrix} m & 0 \\ 0 & M \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} \ddot{x} \\ \ddot{y} \end{Bmatrix} + \begin{bmatrix} k & -k \\ -k & k \end{bmatrix} \begin{Bmatrix} x \\ y \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} 0 \\ F \end{Bmatrix} \sin \omega t$$



将 $\begin{Bmatrix} x \\ y \end{Bmatrix} = \begin{Bmatrix} X \\ Y \end{Bmatrix} \sin \omega t$ 代入方程中

$$X = \frac{-F}{\omega^2 (m + M)(1 - \omega^2 / \omega_2^2)}, \quad Y = \frac{(1 - \omega^2 / \omega_1^2)F}{\omega^2 (m + M)(1 - \omega^2 / \omega_2^2)}$$

$$\omega_1 = \sqrt{\frac{k}{m}} = \omega_n \quad \omega_2 = \sqrt{\frac{k(M + m)}{Mm}}$$



$\omega = \omega_1 \Rightarrow Y = 0$ 反共振

$$X = \frac{-F}{\omega^2 (m + M)(1 - \omega^2 / \omega_2^2)}, Y = \frac{\overset{=0}{\cancel{(1 - \omega^2 / \omega_1^2)} F}}{\omega^2 (m + M)(1 - \omega^2 / \omega_2^2)}$$

这样，为了测出被测系统的固有频率，须测量被测系统和振动台面组成的联合系统的反共振频率。

需用两个传感器来测量：一个用来测量台面运动，另一个用来测量被测系统的振动。

当台面位移信号为0时，尽管被测系统的响应信号不是极大值，然而此时的频率便是被测系统的固有频率。



7.2 .3 使用半功率点法测阻尼比

$$X = \frac{F/k}{\sqrt{\left[1 - \left(\frac{\omega}{\omega_n}\right)^2\right]^2 + \left(2\zeta \frac{\omega}{\omega_n}\right)^2}}, \phi = \tan^{-1} \frac{2\zeta \frac{\omega}{\omega_n}}{1 - \left(\frac{\omega}{\omega_n}\right)^2}$$

$$\beta = \frac{X}{F/k} = \frac{1}{\sqrt{[1 - r^2]^2 + (2\zeta r)^2}}, \quad r = \omega / \omega_n$$

稳态受迫振动位移的放大因子



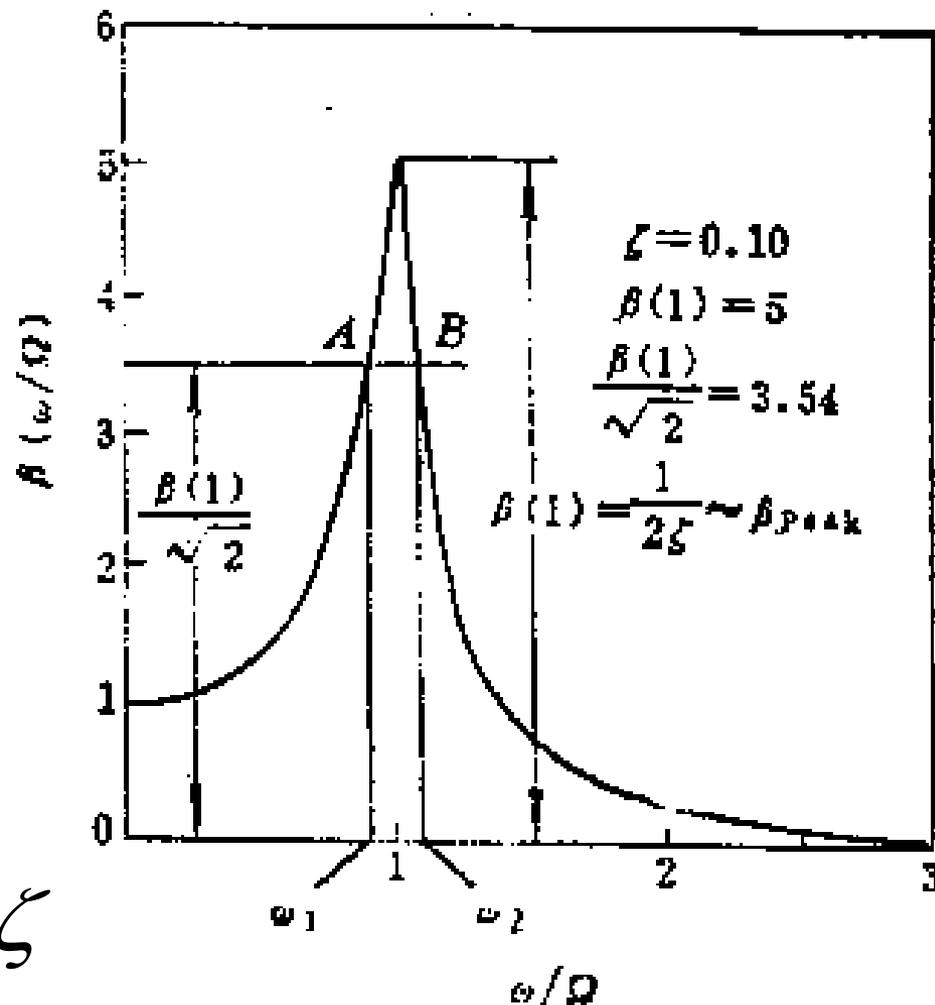
$$r = \omega / \omega_n = 1$$

$$\beta = 1/2\zeta$$

$$r = \sqrt{1 - 2\zeta^2}$$

$$\beta_{\max} = 1/(2\zeta \sqrt{1 - 2\zeta^2})$$

$$\zeta \leq 0.1 \quad \beta_{\max} \cong 1/2\zeta$$



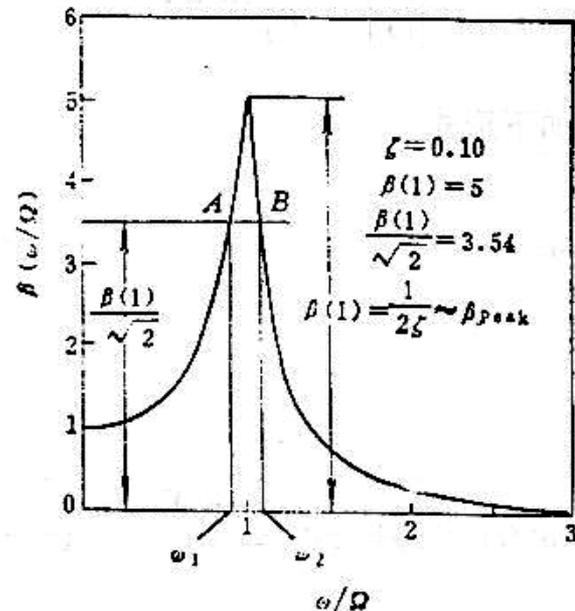
$$\frac{1}{\sqrt{2}} \beta_{\max} = \frac{1}{\sqrt{2}} \cdot \frac{1}{2\zeta \sqrt{1-2\zeta^2}} \approx \frac{1}{2\zeta \sqrt{2}} \quad \text{半功率点}$$

与曲线交于A, B两点 $\Rightarrow r_{1,2} \cong 1 \pm \zeta$

$$r_2 - r_1 = \omega_2 / \omega_n - \omega_1 / \omega_n = \Delta\omega / \omega_n = 2\zeta$$

$$\zeta \cong \frac{1}{2} (\omega_2 - \omega_1) / \omega_n$$

$$\zeta \cong \frac{1}{2} (\Delta\omega) / \omega_n$$



7.3 质量与刚度的测量

附加质量法：附加质量的前提是什么？

方法：

1) 用正弦激振法或自由振动法求得系统的固有频率 ω_n

2) 在原系统上附加微小质量，再次测出此时系统的固有频率 $\omega_n + \Delta\omega$

3) 计算质量和刚度

$$m = -\frac{\omega_n}{2} \frac{\Delta m}{\Delta \omega}$$

$$m = -\frac{\omega_{n1}^2 \Delta m}{\omega_n^2 - \omega_{n1}^2}$$

附加质量较小时， $\Delta m / m < 0.05$

附加质量较大时

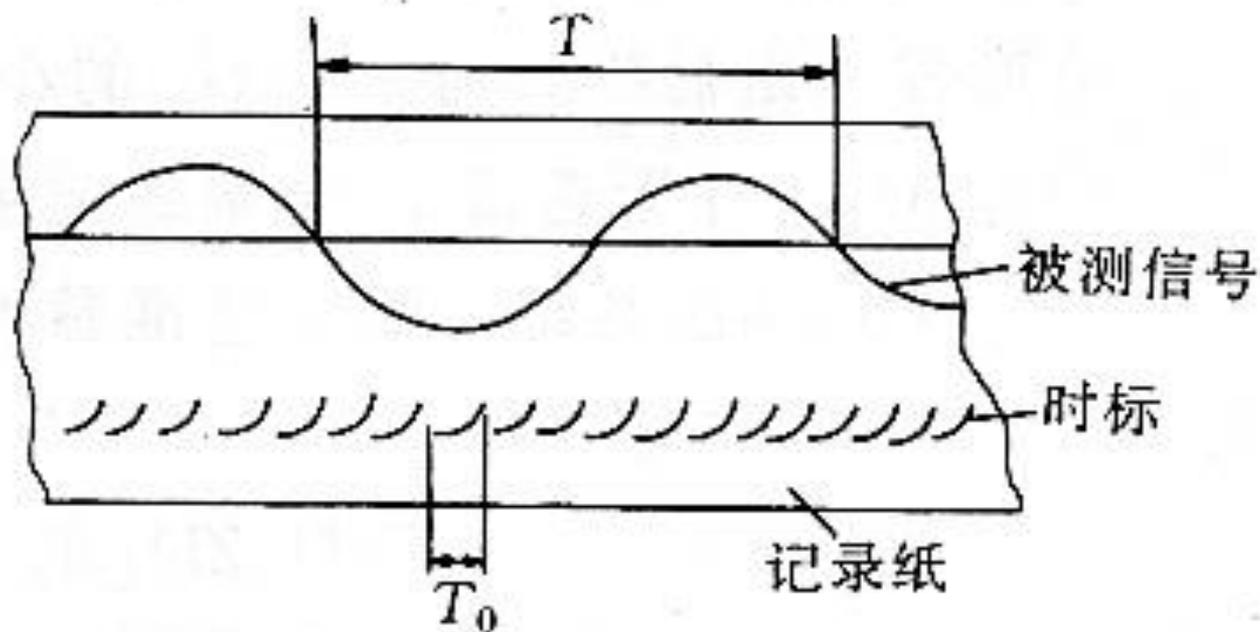
刚度如何测量？



7.4 系统参数测量

1 简谐振动频率的测量

录波比较法



7.4 系统参数测量

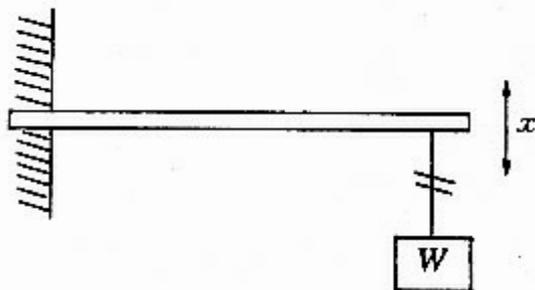
1 简谐振动频率的测量

直接测频法



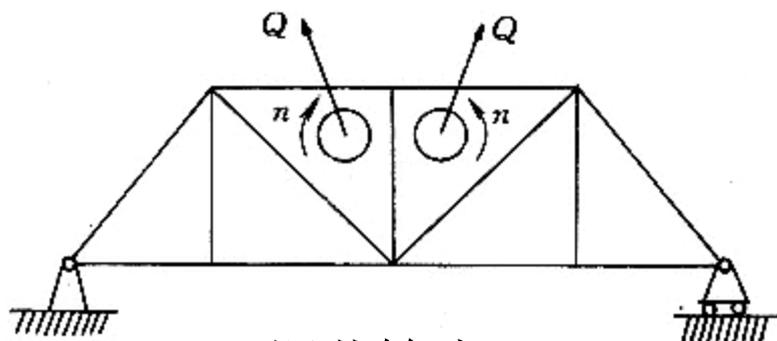
7.4 系统参数测量

2 机械系统固有频率测量

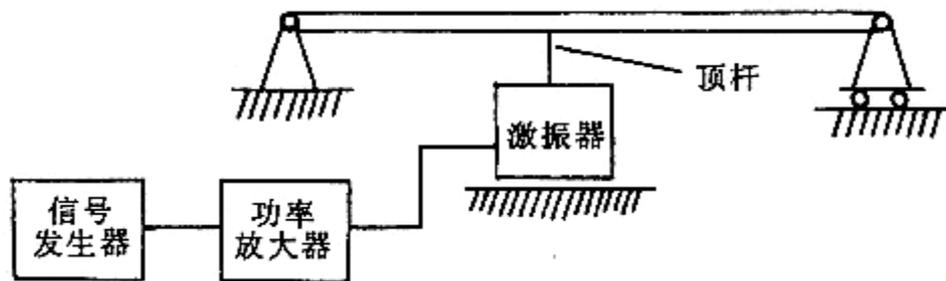


自由振动法

敲击法



调节转速



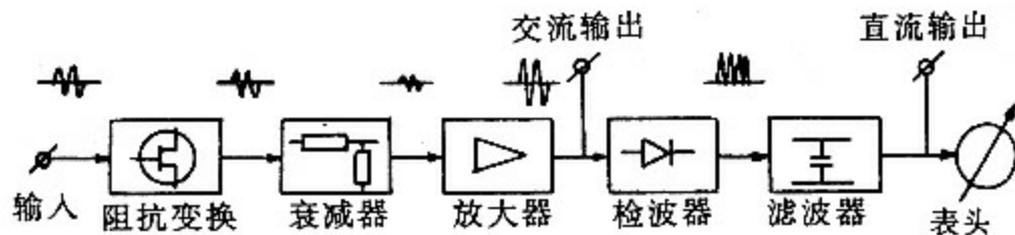
调节干扰力

强迫振动法

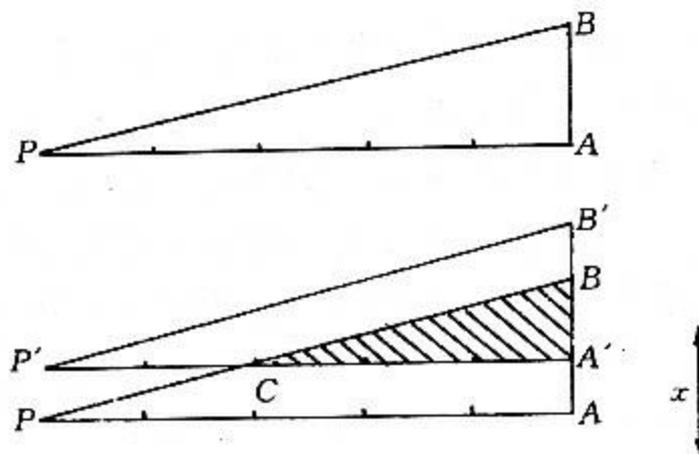
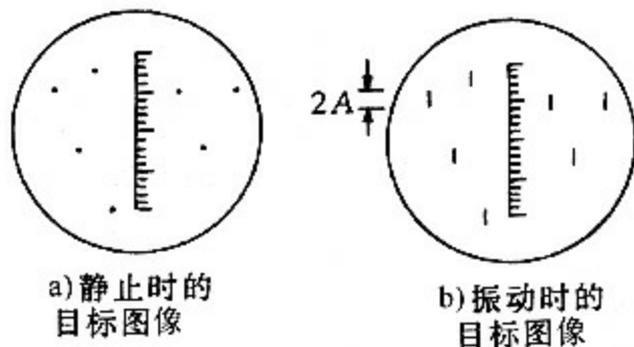


7.4 系统参数测量

3 简谐振动振幅测量



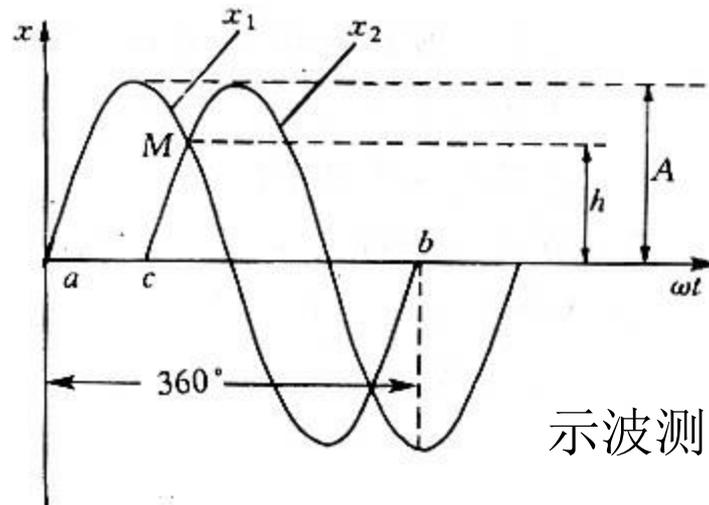
电压表直读法



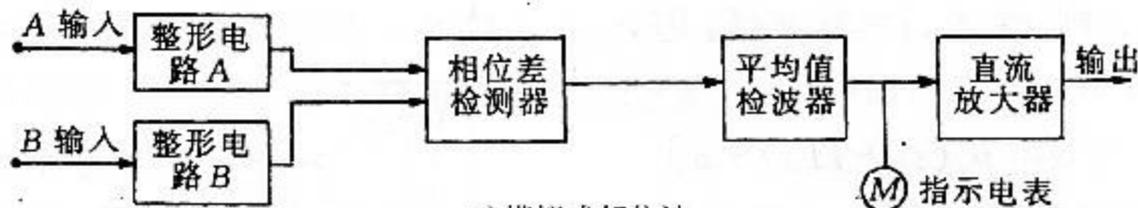
光学法



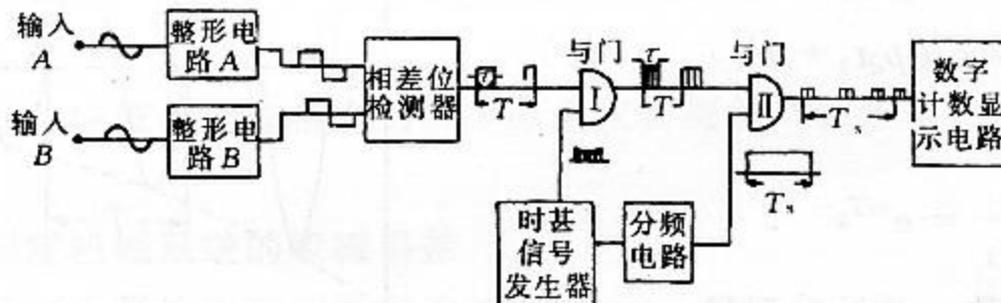
4 同频简谐振动相位差测量



示波测量法



a) 模拟式相位计

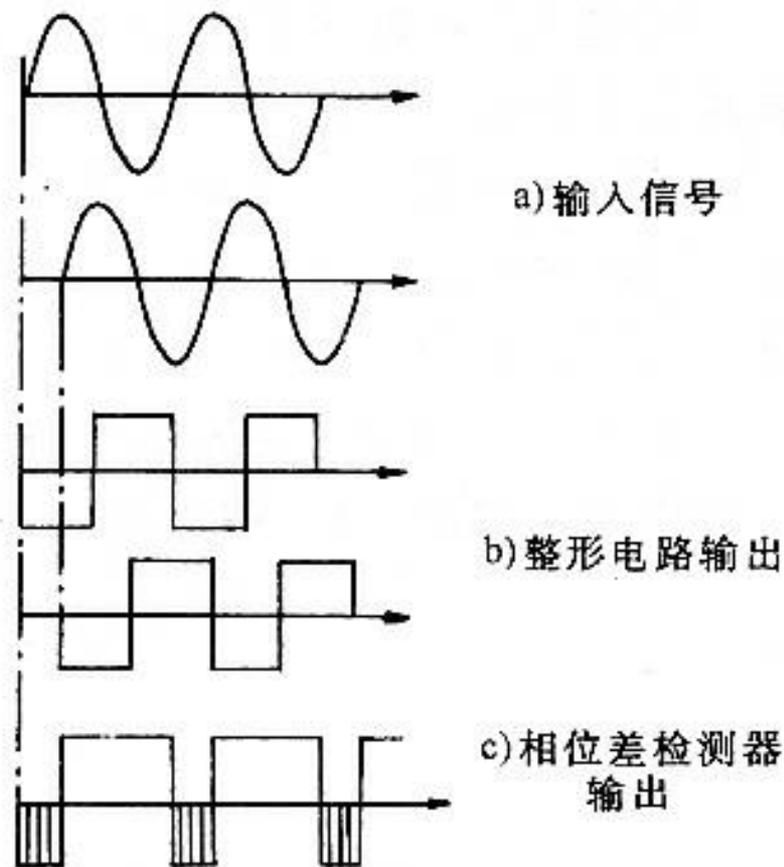


b) 数字式相位计

相位计测量法



4 同频简谐振动相位差测量

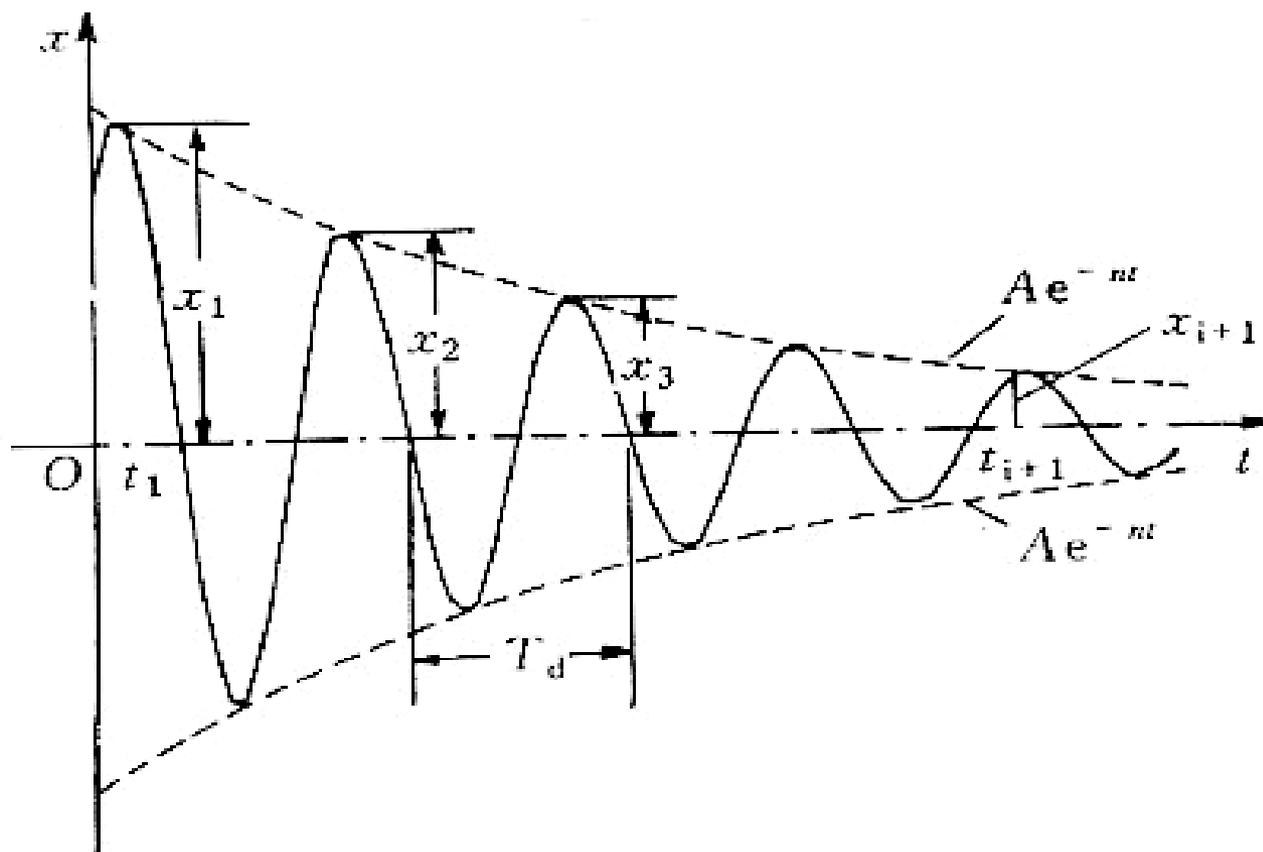


相位计测量原理



5 阻尼的测量

1、自由振动衰减波形



5 阻尼的测量

2、共振频率法

位移共振

$$\omega_x = \omega_n \sqrt{1 - 2\zeta^2}$$

速度共振

$$\omega_{\dot{x}} = \omega_n$$

加速度共振

$$\omega_{\ddot{x}} = \frac{\omega_n}{\sqrt{1 - 2\zeta^2}}$$



5 阻尼的测量

3、半功率法

