

第 5 章 机械振动

一 由运动特征求解简谐振动方程

1. 简谐振动方程

- 若物体的运动方程满足以下形式（ x 为物体相对平衡位置的位移），则称物体作简谐振动

简谐振动 位移	简谐振动 速度	简谐振动 加速度
$x = A \cos(\omega t + \varphi)$	$v = -\omega A \sin(\omega t + \varphi)$	$a = -\omega^2 A \cos(\omega t + \varphi) = -\omega^2 x$

- 振幅 A 物体的最大位移

角频率 ω 物体相位的变化速率，单位：弧度/秒

初相位 φ $t=0$ 时的相位（通常取 $-\pi \sim \pi$ ）

- 相位 $\omega t + \varphi$ 弧度制，以 2π 的周期性影响 x

- 周期 T 物体做一次完整振动（相位变化 2π ）所需时间

- 频率 ν 物体每秒钟作完整振动的次数

周期、频率间的关系

$$T = \frac{1}{\nu} = \frac{2\pi}{\omega}$$

- 在简谐振动的每个周期中，都有以下 4 个相位，使物体的位移、速度、加速度具有特殊性

相位	时间	位移	速度	加速度
$0 + 2k\pi$	t_0	正向最大值	0（负斜率）	负向最大值
$\frac{\pi}{2} + 2k\pi$	$t_0 + \frac{T}{4}$	0（负斜率）	负向最大值	0（正斜率）
$\pi + 2k\pi$	$t_0 + \frac{T}{2}$	负向最大值	0（正斜率）	正向最大值
$\frac{3}{2}\pi + 2k\pi$	$t_0 + \frac{3T}{4}$	0（正斜率）	正向最大值	0（负斜率）
φ	0	$A \cos \varphi$	——	——

- 不要硬记这个表格，要结合图象理解

求解振动方程的一般思路

- ① 收集题给信息，通过公式转化为 ω 、 A 和 φ ，然后得到方程
- ② 注意速度的最大值（幅值）为 ωA
- ③ φ 可能会得到两组解（ $\varphi_0 + 2k\pi$ ），要根据题给信息排除一组，剩下取合适的 k 让 φ 位于 $-\pi \sim \pi$

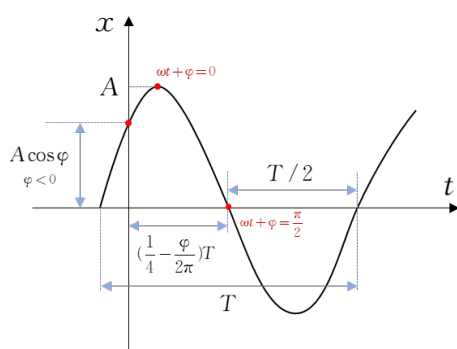
例 1 （20—21，2）一质点作简谐运动，速度最大值 $v_m = 6 \text{ cm/s}$ ，振幅 $A = 2 \text{ cm}$ 。若取速度具有正向最大值的那一时刻为 $t = 0$ ，则振动方程表达式为 _____ m。

解 可获得的信息：① $A = 0.02 \text{ m}$ ② $v_m = \omega A = 6 \text{ cm/s} \rightarrow$ ①②得 $\omega = 3 \text{ rad/s}$

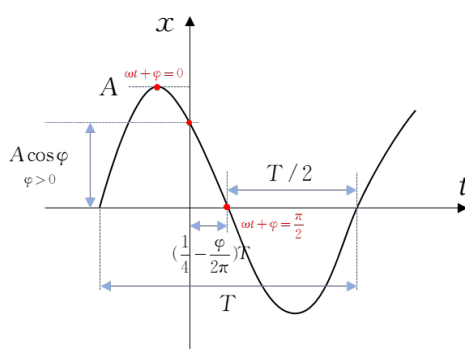
③ $t = 0$ 时速度具有正向最大值 \rightarrow 对应相位 $\omega t + \varphi = \frac{3}{2}\pi + 2k\pi$ ，取 $k = -1$ 得到 $\varphi = -\frac{\pi}{2}$

综上所述，振动方程表达式为 $x = 0.02 \cos(3t - \frac{\pi}{2}) \text{ m}$

2. 简谐振动的 $x-t$ 图象



$t=0$ 处斜率大于 0 时, 取 $-\pi < \varphi < 0$



$t=0$ 处斜率小于 0 时, 取 $0 < \varphi < \pi$

例 2 (19-20, 8) 一简谐振动曲线如图所示, 则其振动周期为_____。

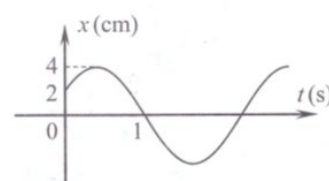
解 读图可得: ① $A = 4\text{cm}$ ② $A \cos \varphi = 2\text{cm}$ ③ $t=0$ 处斜率为正

$$\therefore \varphi = \arccos \frac{1}{2} = \pm \frac{\pi}{3} \rightarrow \varphi = -\frac{\pi}{3}$$

④ $t=1\text{s}$ 对应位移 0 (负斜率), 且 $0 \sim 1\text{s}$ 相位差小于 π

$$\therefore \text{对应相位 } \frac{\pi}{2} + 2k\pi \rightarrow t=1\text{s 时的相位为 } \frac{\pi}{2} \rightarrow \omega t + \varphi = \frac{2\pi}{T}t + \varphi = \frac{\pi}{2}$$

联立, 代入 $t=1\text{s}$, $\varphi = -\frac{\pi}{3}$, 解得 $T = 2.4\text{s}$

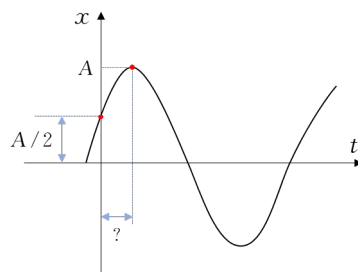


例 3 (16-17, 1) 一质点作简谐振动, 周期为 T 。当它由平衡位置向 x 轴正方向运动时, 从二分之一最大位移处到最大位移处这段路程所需要的时间为_____。

解 把图象画出来, 要求的就是这个时间“?”

同例 2 可以得到起点的相位 $\varphi = -\pi/3$, 终点的相位为 0

$$\therefore (\omega t_1 + \varphi) - (\omega t_0 + \varphi) = \frac{2\pi}{T} \Delta t = \frac{\pi}{3}, \text{ 解得 } \Delta t = \frac{T}{6}$$



二 简谐振动动力学

1. 动力学表达式

· 若物体所受合力具有如下形式 (与位移成反比), 则物体将作简谐振动, 且

学过常微分方程就知道为什么了

简谐振动动力学

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

简谐振动角频率

$$\omega = \sqrt{\frac{k}{m}}$$

· 若初速度为 v_0 , 初始位移为 x_0 , 则

简谐振动振幅

$$A = \sqrt{x_0^2 + \left(\frac{v_0}{\omega}\right)^2}$$

简谐振动初相位

$$\varphi = \arctan \frac{-v_0}{\omega x_0}$$

x_0 v_0 φ 所处象限

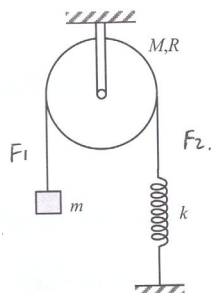
> 0	> 0	IV
> 0	< 0	I
< 0	> 0	II
< 0	< 0	III

题型：由动力学求解振动方程

- ① 首先假设系统静止，对物体进行受力分析（易错点：弹簧作用力的符号），列出式子
- ② 然后设物体位移为 x ，再作受力分析，列出式子（受力分析利用第 2、3 章的内容）
- ③ 联立以上所有式子，得到微分方程，检查是否具有对应形式，再按公式完成题目要求

（实际上更推荐后面介绍的能量法）

例 4 (20-21, 1) 一劲度系数为 k 的轻弹簧下端固定，上端系一轻绳，轻绳绕过定滑轮和质量为 m 的物体连接，如图所示。这定滑轮可看作是半径为 R 、质量为 M 的圆盘，它可绕无摩擦的水平轴转动。试求这装置的振动周期



解 对物体和滑轮作受力分析：

$$\text{物体: } mg - T_1 = ma \quad \text{①} \quad \text{滑轮: } T_1 R - T_2 R = \frac{1}{2} M R^2 \beta \quad \text{②}$$

$$\text{弹簧: } T_2 = k \Delta x \quad \text{③} \quad \text{运动学规律: } a = R \beta \quad \text{④}$$

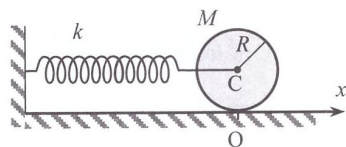
$$\text{则当系统静止时: } a = 0, \beta = 0, \text{ 设此时弹簧伸长量 } x_0 \rightarrow kx_0 = mg \quad \text{⑤}$$

则以物体的平衡位置为 $x = 0$ ，向下为正，则弹簧相对伸长量 $\Delta x = x_0 + x$

$$\text{联立 ①②③④⑤ \& } a = \frac{d^2 x}{dt^2}: \text{ 解得 } \left(\frac{1}{2}M + m\right) \frac{d^2 x}{dt^2} + kx = 0, \text{ 符合微分方程的形式}$$

$$\text{因此直接得到 } T = \frac{2\pi}{\omega} = 2\pi \sqrt{\frac{M/2 + m}{k}} = 2\pi \sqrt{\frac{M + 2m}{2k}}$$

例 5 (18-19, 2) 如图所示，质量为 M 、半径为 R 的均匀圆盘中心 C 系于一水平的轻弹簧上，圆盘可在水平面上作无滑滚动，弹簧的劲度系数为 k 。现将圆盘中心 C 从平衡位置向右平移 x_0 后，由静止释放，可以证明圆盘的质心将作简谐振动。



(1) 求圆盘质心的振动周期；

(2) 如果以平衡位置为坐标原点，向右为 x 轴正方向建立坐标，并以释放这一时刻作为计时起点，试写出圆盘质心的振动方程。

解 (1) 圆盘受力分析：

$$\text{质心平动: } -kx - f = Ma_C \quad \text{转动: } fR = \frac{1}{2} M R^2 \beta \quad \text{纯滚动: } a_C = \beta R$$

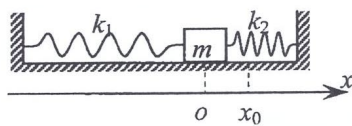
$$\text{联立: } \frac{3}{2} M a_C + kx = 0 \rightarrow \frac{3M}{2} \frac{d^2 x}{dt^2} + kx = 0 \rightarrow T = \frac{2\pi}{\omega} = 2\pi \sqrt{\frac{3M}{2k}}$$

(2) 由题意， $t = 0$ 时， $x = x_0$ 静止释放 $\rightarrow v_0 = 0$

$$\text{因此 } \varphi = \arctan \frac{-v_0}{\omega x_0} = 0, \quad A = \sqrt{x_0^2 + \left(\frac{v_0}{\omega}\right)^2} = x_0$$

$$\therefore \text{ 振动方程 } x = x_0 \cos\left(\sqrt{\frac{2k}{3M}} t\right)$$

例 6 (15-16, 7) 如图所示, 一质量为 m 的滑块, 两边分别与劲度系数为 k_1 和 k_2 的轻弹簧联接, 两弹簧的另外两端分别固定在墙上。滑块 m 可在光滑的水平面上滑动, o 点为系统平衡位置。将滑块 m 向右移动到 x_0 , 自静止释放, 并从释放时开始计时。取坐标如图所示, 则其振动方程为_____。



解 设向右为正方向, 则弹簧 k_1 伸长时产生的力向左, 取负号, k_2 弹簧伸长时产生的力向右, 取正号。设平衡时的弹簧伸长量分别为 x_1 和 x_2 , 则 $-k_1x_1 + k_2x_2 = 0$

那么, 物体位置为 x 时, 弹簧 k_1 伸长量 $x_1 + x$, k_2 伸长量 $x_2 - x$

$$\text{则 } m \frac{d^2x}{dt^2} = -k_1(x_1 + x) + k_2(x_2 - x) = -k_1x_1 - k_1x + k_2x_2 - k_2x = -(k_1 + k_2)x$$

因此 $\omega = \sqrt{\frac{k_1 + k_2}{m}}$, 由于静止释放, $v_0 = 0$, 因此 $A = x_0$, $\varphi = 0$

$$\therefore \text{振动方程: } x = x_0 \cos\left(\sqrt{\frac{k_1 + k_2}{m}}t\right)$$

总结

虽然平衡时弹簧可能已经有弹力了, 但不管物体位移到哪, 这部分弹力都是存在且被抵消的, 因此可以忽略这一组相互抵消的力。

2. 能量

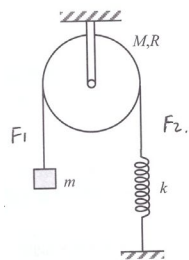
简谐振动能量

$$E = \frac{1}{2}kx^2 + \frac{1}{2}mv^2 = \frac{1}{2}kA^2$$

求解振动方程的另一种方法

列出机械能守恒表达式, 对时间求导, 看得到的微分方程形式是否满足

例 4 (20-21, 1) 一劲度系数为 k 的轻弹簧下端固定, 上端系一轻绳, 轻绳绕过定滑轮和质量为 m 的物体连接, 如图所示。这定滑轮可看作是半径为 R 、质量为 M 的圆盘, 它可绕无摩擦的水平轴转动。试求这装置的振动周期



解 使用能量法求解: 首先依然求出平衡状态时的受力情况: $mg = kx_0$

设向下为正方向, 平衡位置为重力势能零点, 则物体位移 x 时:

· 物块动能: $\frac{1}{2}mv^2$

· 滑轮动能: $\frac{1}{2}J\omega^2 = \frac{1}{2} \cdot \frac{1}{2}MR^2\omega^2 = \frac{1}{4}Mv^2$

· 物块重力势能: $-mgx$

· 弹簧弹性势能: $\frac{1}{2}k(x + x_0)^2 = \frac{1}{2}kx^2 + kx \frac{mg}{k} + \frac{1}{2}\left(\frac{mg}{k}\right)^2 = \frac{1}{2}kx^2 + mgx + \frac{1}{2} \frac{m^2g^2}{k}$

$$\begin{aligned}\text{因此系统的机械能 } E &= \frac{1}{2} \left(m + \frac{1}{2} M \right) v^2 - mgx + \frac{1}{2} kx^2 + mgx + \frac{1}{2} \frac{m^2 g^2}{k} \\ &= \frac{1}{2} \left(m + \frac{1}{2} M \right) v^2 + \frac{1}{2} kx^2 + \frac{1}{2} \frac{m^2 g^2}{k}\end{aligned}$$

$$\text{该守恒式对时间求导: } \left(m + \frac{1}{2} M \right) v \frac{dv}{dt} + kx \frac{dx}{dt} = 0$$

$$\text{约掉 } v = \frac{dx}{dt}, \text{ 且有 } \frac{dv}{dt} = \frac{d^2x}{dt^2}: \quad \boxed{\left(m + \frac{1}{2} M \right) \frac{d^2x}{dt^2} + kx = 0} \quad \text{符合振动微分方程形式}$$

$$\text{因此直接得到 } T = \frac{2\pi}{\omega} = 2\pi \sqrt{\frac{M/2 + m}{k}} = 2\pi \sqrt{\frac{M + 2m}{2k}}$$

讨论

当物块悬挂在弹簧下面时，弹簧需要伸长 x_0 使得 $mg = kx_0$ 以达到平衡，而我们用的弹簧伸长量 x 是相对于 x_0 的，那么弹簧的实际伸长量为 $x + x_0$ ，弹性势能为 $\frac{1}{2}k(x + x_0)^2$ 。

这是否意味着用 $\frac{1}{2}kx^2$ 是错误的？实际上把 $\frac{1}{2}k(x + x_0)^2$ 拆开来： $\frac{1}{2}kx^2 + kxx_0 + \frac{1}{2}kx_0^2$ ，代入 $mg = kx_0$ ： $\frac{1}{2}kx^2 + mgx + \frac{1}{2}kx_0^2$ 。也就是实际的弹簧弹性势能分成了 3 个部分：

- $\frac{1}{2}kx_0^2$ 是弹簧平衡状态时的弹性势能，这部分**不参与能量转换**
- mgx 等于物体运动 x 时的重力势能，也就是在振动中**与物体的重力势能相互转换**
- $\frac{1}{2}kx^2$ 是**与物体动能相互转换**的部分

因此，如果使用 $\frac{1}{2}k(x + x_0)^2$ ，就要把物体的重力势能考虑进来，如果使用 $\frac{1}{2}kx^2$ ，则只需要考虑动能。所以上面的例题如果使用 $\frac{1}{2}kx^2$ ，整道题会变得简单很多。但考虑到解题过程的严谨性，还是建议使用 $\frac{1}{2}k(x + x_0)^2$

例 7 （17—18，7（节选））一物块悬挂在弹簧下方作简谐振动，设平衡位置处势能为零，总能量为 E 。

当这物块相对于平衡位置的位移等于振幅的一半时，其动能为_____。

解 总能量 $E = \frac{1}{2}kA^2$ ，弹簧弹性势能 $E_p = \frac{1}{2}k\left(\frac{A}{2}\right)^2 = \frac{1}{4}\left(\frac{1}{2}kA^2\right) = \frac{1}{4}E \rightarrow \text{动能 } E_k = E - \frac{1}{4}E = \frac{3}{4}E$

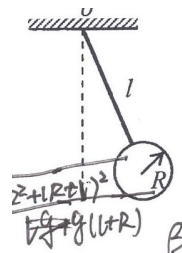
三 稳定平衡位置附近的近似简谐振动

稳定平衡位置近似简谐振动求解

- 与真正的简谐振动求法一模一样：受力分析/能量法得到微分方程
- 不同点在于，此时的微分方程中，原来的“ kx ”会变成如“ $k \sin x$ ”的形式
- 此时只要对 x 做出范围限制，让这一项能近似于“ kx ”（最常见： $x \rightarrow 0$ ， $\sin x \approx x$ ）

- 单摆和复摆的公式不在此列出，也没必要记，要记的是公式的推导过程

例 7 (14-15, 7) 如图所示, 一轻杆的一端固定一质量为 m 、半径为 R 的均匀圆环, 杆沿直径方向; 杆的另一端固定在 o 点, 使圆环绕通过 o 点的水平光滑轴摆动。已知杆长为 l , 圆环绕 o 点的转动惯量 $J = m[R^2 + (R+l)^2]$ 。今使该装置在圆环所在的竖直平面内作简谐振动, 则其周期为_____。



解 本题中为重力势能和动能相互转化。可得到质心位置距离 o 点 $l+R$, 设偏转角 θ 重力势能: 设圆环最低点处为 0, 则 $E_p = mg(l+R)(1 - \cos\theta)$

$$\text{动能: } E_k = \frac{1}{2} J \omega^2 = \frac{1}{2} m [R^2 + (R+l)^2] \omega^2$$

$$\text{因此机械能 } E = E_k + E_p = \frac{1}{2} m [R^2 + (R+l)^2] \omega^2 + mg(l+R)(1 - \cos\theta)$$

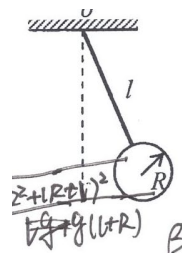
$$\text{两边同时对 } t \text{ 求导: } m [R^2 + (R+l)^2] \omega \frac{d\omega}{dt} + mg(l+R) \sin\theta \cdot \frac{d\theta}{dt} = 0$$

$$\rightarrow [R^2 + (R+l)^2] \frac{d^2\theta}{dt^2} + g(l+R) \sin\theta = 0$$

$$\text{只要令 } \theta \rightarrow 0, \text{ 则 } \sin\theta \approx \theta, \text{ 近似为简谐振动 } \rightarrow \text{由公式立即推 } T = 2\pi \sqrt{\frac{R^2 + (R+l)^2}{g(l+R)}}$$

(用受力分析法也是可以的, 本题中两者性能差不多)

例 8 (14-15, 7) 如图所示, 一轻杆的一端固定一质量为 m 、半径为 R 的均匀圆环, 杆沿直径方向; 杆的另一端固定在 o 点, 使圆环绕通过 o 点的水平光滑轴摆动。已知杆长为 l , 圆环绕 o 点的转动惯量 $J = m[R^2 + (R+l)^2]$ 。今使该装置在圆环所在的竖直平面内作简谐振动, 则其周期为_____。



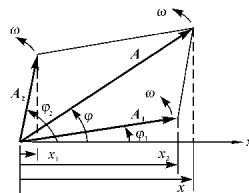
解 本题中为重力势能和动能相互转化。可得到质心位置距离 o 点 $l+R$, 设偏转角 θ

四 振动合成

1. 同方向同频率的谐振动合成

$x_1 = A_1 \cos(\omega t + \varphi_1)$ 与 $x_2 = A_2 \cos(\omega t + \varphi_2)$ 叠加 $\rightarrow x = A \cos(\omega t + \varphi)$, 其中

$$A = \sqrt{A_1^2 + A_2^2 + 2A_1A_2 \cos(\varphi_2 - \varphi_1)} \quad \tan \varphi = \frac{A_1 \sin \varphi_1 + A_2 \sin \varphi_2}{A_1 \cos \varphi_1 + A_2 \cos \varphi_2}$$



例 9 (19-20, 7) 两个同方向同频率的简谐振动, 其振动表达式分别为 $x_1 = 6 \times 10^{-2} \cos(5t + \frac{1}{2}\pi)$,

$x_2 = 2 \times 10^{-2} \sin(\pi - 5t)$ (SI), 它们的合振动的振幅为_____, 初相为_____。

解 注意到一个是 \cos , 一个是 \sin , 先把 \sin 换成 \cos :

$$x_2 = 2 \times 10^{-2} \sin(\pi - 5t) = 2 \times 10^{-2} \cos[\frac{\pi}{2} - (\pi - 5t)] = 2 \times 10^{-2} \cos(5t - \frac{\pi}{2})$$

用旋转矢量图表示可以轻松得到振幅 $A = 0.06 - 0.02 = 0.04\text{m}$, 初相 $\varphi = \frac{\pi}{2}$