



单自由度振动系统频率求解方法探讨

——以 34 届全国中学生物理竞赛试题为例

鲁 斌 向 豪 冯子江

(浙江省余姚中学 浙江 宁波 315400)

(收稿日期:2019-11-14)

摘 要:振动频率的求解问题是中学生物理竞赛、大学生物理竞赛以及大学物理测试的常见考点,重点讨论单自由度振动系统的求解方法.运用受力分析、能量守恒、角动量定理、振动系统分解、推导单自由度保守体系自由振动通解等方法,给出了详尽的计算结果,并对结果做了必要的点评与说明.

关键词:振动频率 单自由度 小量近似

2017年由重庆大学举办的第34届全国中学生物理竞赛中,预赛、复赛、决赛试题都考察了振动系统的频率求解问题.此类问题不仅是高中竞赛考查的重点,也是大学物理课程教学的重点和难点.

1 试题概述和初步分析

【初试试题】如图1所示,两劲度系数均为 k 的同样的轻弹性绳的上端固定在一水平面上,下端悬挂一质量为 m 的小物块.平衡时,轻弹性绳与水平面的夹角为 α_0 ,弹性绳长度为 l_0 .现将小物块向下拉一段微小的距离后从静止释放,求物块做微小振动的频率.

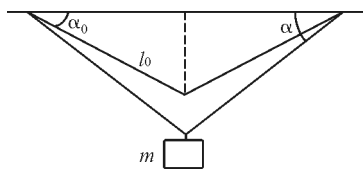


图1 初试试题图

由于物体只能在竖直方向振动,故此题考查单自由度振动系统的频率求解问题.复赛与决赛试题同样考察单自由度振动.此类问题在大学物理的练习和试题中比较常见,诸多教师对其也做过相关的探讨^[1].

我们以此题为例,总结此类问题的常用解法,并谈谈几种解法的区别和联系.

2 一般解法讨论

振动频率求解方法,一般是通过受力分析、能量微分等方法,得到简谐振动的微分方程

$$m \frac{d^2 y}{dt^2} + ky = 0$$

其中 y 为物体离开平衡位置的微小距离.由式中的 m, k 即可得到圆频率.

2.1 受力分析的一般解法

对于受力分析法,我们认为 α 和 y 均在有限范围内变化,分析得到某一位置的回复力 F 关于离开平衡位置位移 y 的表达式,然后考虑 y 为小量,进行合理近似,保留一阶小量.只要证明 F 为线性回复力即可.

设原长为 L ,现在长度为 l ,与水平面所成的夹角为 α ,如图2所示,则此时,物体受力

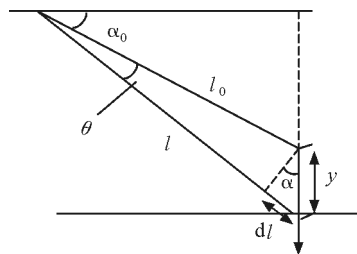


图2 各物理量之间的关系

$$F = mg - 2k(l - L) \sin \alpha \quad (1)$$

在平衡位置满足

$$mg = 2k(l_0 - L) \sin \alpha_0 \quad (2)$$

得到原长

$$L = l_0 - \frac{mg}{2k \sin \alpha_0} \quad (3)$$

根据几何关系, 现有长度 l 可以表示为

$$l = \sqrt{(l_0 \cos \alpha_0)^2 + (l_0 \sin \alpha_0 + y)^2} \quad (4)$$

将式(2)~(4)代入式(1), 有

$$F = mg - 2k \left(l - l_0 + \frac{mg}{2k \sin \alpha_0} \right) \frac{y + l_0 \sin \alpha_0}{l} = mg - 2k(y + l_0 \sin \alpha_0) - 2k \left(\frac{mg}{2k \sin \alpha_0} - l_0 \right) \frac{y + l_0 \sin \alpha_0}{\sqrt{l_0^2 + y^2 + 2yl_0 \sin \alpha_0}} \quad (5)$$

此为合力关于位移的关系, 其中

$$\frac{y + l_0 \sin \alpha_0}{\sqrt{l_0^2 + y^2 + 2yl_0 \sin \alpha_0}} = (y + l_0 \sin \alpha_0) l_0^{-1} \left(1 + \frac{y^2}{l_0^2} + \frac{2y \sin \alpha_0}{l_0} \right)^{-\frac{1}{2}} \approx (y + l_0 \sin \alpha_0) l_0^{-1} \left(1 - \frac{1}{2} \frac{y^2}{l_0^2} - \frac{y \sin \alpha_0}{l_0} \right) \quad (6)$$

保留 y 的一阶小量, 式(6)为

$$\frac{y \cos^2 \alpha_0}{l_0} + \sin \alpha_0 \quad (7)$$

将式(7)代入式(5), 得到

$$F = mg - 2k(y + l_0 \sin \alpha_0) - 2k \left(\frac{mg}{2k \sin \alpha_0} - l_0 \right) \left(\frac{y \cos^2 \alpha_0}{l_0} + \sin \alpha_0 \right)$$

化简得

$$F = - \left(2k \sin^2 \alpha_0 + \frac{mg \cos^2 \alpha_0}{l_0 \sin \alpha_0} \right) y \quad (8)$$

根据牛顿第二定律, 有

$$m \frac{d^2 y}{dt^2} + \left(2k \sin^2 \alpha_0 + \frac{mg \cos^2 \alpha_0}{l_0 \sin \alpha_0} \right) y = 0 \quad (9)$$

由简谐振动微分方程得

$$\omega^2 = \frac{2k \sin^2 \alpha_0 + \frac{mg \cos^2 \alpha_0}{l_0 \sin \alpha_0}}{m} \quad (10)$$

系统微小振动的圆频率为

$$\omega = \left(\frac{2k \sin^2 \alpha_0 + \frac{mg \cos^2 \alpha_0}{l_0 \sin \alpha_0}}{m} \right)^{\frac{1}{2}}$$

物块微小振动的频率为

$$\nu = \frac{\omega}{2\pi} = \frac{1}{2\pi} \left(\frac{2k \sin^2 \alpha_0 + \frac{mg \cos^2 \alpha_0}{l_0 \sin \alpha_0}}{m} \right)^{\frac{1}{2}}$$

受力分析法的关键在于找到微小位移所对应的力的变化, 但如果涉及的物理量较多, 很容易出现小

量近似舍去过多的情况. 此种方法适合较明确、直接的振动系统.

2.2 能量的一般解法

能量求解的基础是保守系统的机械能守恒. 振动系统中, 先列出机械能守恒的表达式, 接着将其各个变量对时间求导, 求导结果为零. 经过化简, 便可得到简谐振动的微分方程.

振动系统的机械能由重力势能、弹性势能和动能组成. 以平衡位置为零势能面, 向下拉以微小位移 y 后, 有

$$E = -mgy + 2 \times \frac{1}{2} k (l - L)^2 + \frac{1}{2} m \left(\frac{dy}{dt} \right)^2 \quad (11)$$

式(11)中, l 是 y 的函数, 对其进行泰勒展开. 由于能量解法需要对时间求导一次, y 的次方会低一阶, 而我们的目标是得到线性回复力, 故泰勒展开时涉及 y, y^2 的项均应保留, 故应展开到第三项. 即

$$l = \sqrt{(l_0 \cos \alpha_0)^2 + (l_0 \sin \alpha_0 + y)^2} = l_0 \left(1 + \frac{2yl_0 \sin \alpha_0 + y^2}{l_0^2} \right)^{\frac{1}{2}} = l_0 \left[1 + \frac{1}{2!} \left(\frac{2yl_0 \sin \alpha_0 + y^2}{l_0^2} \right) + \frac{1}{2!} \left(\frac{1}{2} - 1 \right) \left(\frac{2yl_0 \sin \alpha_0 + y^2}{l_0^2} \right)^2 + o(y^2) \right] \quad (12)$$

其中 $o(y^2)$ 表示 y^2 的高阶无穷小. 略去 $o(y^2)$ 可得

$$l = l_0 \left(1 + \frac{y^2 \cos^2 \alpha_0 + 2yl_0 \sin \alpha_0}{2l_0^2} \right) \quad (13)$$

$$2 \times \frac{1}{2} k (l - L)^2 =$$

$$k \left(l_0 - L + \frac{y^2 \cos^2 \alpha_0 + 2yl_0 \sin \alpha_0}{2l_0} \right)^2 =$$

$$k \left(\frac{mg}{2k \sin \alpha_0} + \frac{y^2 \cos^2 \alpha_0 + 2yl_0 \sin \alpha_0}{2l_0} \right)^2 \approx$$

$$\frac{m^2 g^2}{4k \sin^2 \alpha_0} + mgy + k \sin^2 \alpha_0 y^2 + \frac{mg \cos^2 \alpha_0}{2l_0 \sin \alpha_0} y^2 \quad (14)$$

将式(14)代入式(11), 有

$$E = \frac{m^2 g^2}{4k \sin^2 \alpha_0} + \left(k \sin^2 \alpha_0 + \frac{mg \cos^2 \alpha_0}{2l_0 \sin \alpha_0} \right) y^2 + \frac{1}{2} m \left(\frac{dy}{dt} \right)^2 \quad (15)$$

将(15)式对时间求导, 消去 $\frac{dy}{dt}$ 项, 得到

$$m \frac{d^2 y}{dt^2} + \left(2k \sin^2 \alpha_0 + \frac{mg \cos^2 \alpha_0}{l_0 \sin \alpha_0} \right) y = 0$$

即可求解.

3 不同角度的探讨

受力和能量微分是解决振动系统的常用方法. 接下来, 我们从不同角度讨论单自由度的振动问题.

3.1 角动量定理

将此振动系统看做转动系统, 便可运用转动定律求解. 在平衡位置时, 弹簧与水平方向的夹角为 α_0 , 振动的某一时刻, 夹角为 α . 角度的变化为 θ (如图2所示)

$$\theta = \alpha - \alpha_0 \quad (16)$$

由几何关系得

$$l = \frac{l_0 \cos \alpha_0}{\cos \alpha} = \frac{l_0 \cos \alpha_0}{\cos (\alpha_0 + \theta)} \quad (17)$$

如图3所示, 以绳子的悬挂点A为参考点, 其受到的力矩有自身的重力矩和右侧弹簧的拉力矩. 取垂直纸面向里为正. 重力矩为

$$M_G = mgl_0 \cos \alpha_0$$

由于左侧弹力通过A点, 不产生力矩, 右侧弹力方向沿右侧弹簧, 与左侧弹簧所成的角度为 2α , 如图3所示.

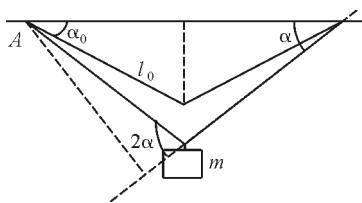


图3 角度的表示

则物体所受到的弹力矩为

$$M_F = -\kappa(l-L)l \sin 2\alpha$$

根据小物块绕A点转动, 由角动量定理

$$mgl_0 \cos \alpha_0 - k(l-L)l \sin 2\alpha = \frac{d}{dt} \left(I_A \frac{d\theta}{dt} \right) \quad (18)$$

其中绕A点的转动惯量为

$$I_A = ml^2 \quad (19)$$

$$\frac{d}{dt} \left(I_A \frac{d\theta}{dt} \right) = I_A \frac{d^2 \theta}{dt^2} + \frac{dI_A}{dt} \frac{d\theta}{dt} \quad (20)$$

将式(17)、(19)代入式(20), 有

$$\frac{dI_A}{dt} \frac{d\theta}{dt} = -\frac{l_0 \cos \alpha_0 \sin \alpha}{(\cos \alpha)^2} \left(\frac{d\theta}{dt} \right)^2$$

为 θ 的高阶小量可以忽略, 故

$$\frac{d}{dt} \left(I_A \frac{d\theta}{dt} \right) = I_A \frac{d^2 \theta}{dt^2} \quad (21)$$

将式(3)、(19)、(21)代入式(18), 等式两边同除以 l^2 , 有

$$\begin{aligned} & \frac{mgl_0 \cos \alpha_0}{l^2} - k \sin (2\alpha_0 + 2\theta) + \\ & \frac{k}{l} l_0 \sin (2\alpha_0 + 2\theta) - \\ & \frac{k}{l} \frac{mg}{2k \sin \alpha_0} \sin (2\alpha_0 + 2\theta) = m \frac{d^2 \theta}{dt^2} \end{aligned} \quad (22)$$

进行求解前, 先给出几个函数的近似式

$$\begin{aligned} \cos^2 (\alpha_0 + \theta) &= (\cos \alpha_0 \cos \theta - \sin \alpha_0 \sin \theta)^2 = \\ \cos^2 \alpha_0 \cos^2 \theta + \sin^2 \alpha_0 \sin^2 \theta - 2 \cos \alpha_0 \cos \theta \sin \alpha_0 \sin \theta &= \\ \cos^2 \alpha_0 - 2 \cos \alpha_0 \sin \alpha_0 \theta \sin (2\alpha_0 + 2\theta) &= \\ \sin 2\alpha_0 \cos 2\theta + \cos 2\alpha_0 \sin 2\theta \approx & \\ \sin 2\alpha_0 + 2\theta \cos 2\alpha_0 \cos (\alpha_0 + \theta) &= \\ \cos \alpha_0 \cos \theta - \sin \alpha_0 \sin \theta \approx & \\ \cos \alpha_0 - \theta \sin \alpha_0 \sin (\alpha_0 + \theta) &= \\ \sin \alpha_0 \cos \theta - \cos \alpha_0 \sin \theta \approx \sin \alpha_0 - \theta \cos \alpha_0 & \end{aligned}$$

第一项

$$\begin{aligned} \frac{mgl_0 \cos \alpha_0}{l^2} &= \frac{mgl_0 \cos \alpha_0}{\left[\frac{l_0 \cos \alpha_0}{\cos (\alpha_0 + \theta)} \right]^2} \approx \\ \frac{mg}{l_0} (\cos \alpha_0 - 2 \sin \alpha_0 \theta) & \end{aligned} \quad (23)$$

第二项

$$-k \sin (2\alpha_0 + 2\theta) \approx -k (\sin 2\alpha_0 + 2\theta \cos 2\alpha_0) \quad (24)$$

第三项

$$\begin{aligned} & \frac{k}{l} l_0 \sin (2\alpha_0 + 2\theta) = \\ & \frac{k \cos (\alpha_0 + \theta) \sin (2\alpha_0 + 2\theta)}{\cos \alpha_0} \approx \\ & \frac{k (\cos \alpha_0 - \theta \sin \alpha_0) (\sin 2\alpha_0 + 2\theta \cos 2\alpha_0)}{\cos \alpha_0} \approx \\ & \frac{k (\cos \alpha_0 \sin 2\alpha_0 - \theta \sin \alpha_0 \sin 2\alpha_0 + \cos \alpha_0 2\theta \cos 2\alpha_0)}{\cos \alpha_0} \end{aligned} \quad (25)$$

第四项

$$-\frac{k}{l} \frac{mg}{2k \sin \alpha_0} \sin (2\alpha_0 + 2\theta) =$$

$$\begin{aligned}
 & -\frac{mg \cos(\alpha_0 + \theta)}{2l_0 \sin \alpha_0 \cos \alpha_0} \sin(2\alpha_0 + 2\theta) \approx \\
 & -\frac{mg(\cos \alpha_0 - \theta \sin \alpha_0)(\sin 2\alpha_0 + 2\theta \cos 2\alpha_0)}{2l_0 \sin \alpha_0 \cos \alpha_0} \approx \\
 & -\frac{mg(\cos \alpha_0 \sin 2\alpha_0 - \theta \sin \alpha_0 \sin 2\alpha_0 + \cos \alpha_0 2\theta \cos 2\alpha_0)}{2l_0 \sin \alpha_0 \cos \alpha_0} \approx \\
 & -\frac{mg}{l_0} \left(\cos \alpha_0 - \theta \sin \alpha_0 + \frac{\theta \cos 2\alpha_0}{\sin \alpha_0} \right) \quad (26)
 \end{aligned}$$

将式(23)~(26)代入式(21),化简即可得到

$$-\left(\frac{mg \cos^2 \alpha_0}{l_0 \sin \alpha_0} + 2k \sin^2 \alpha_0\right) \theta = m \frac{d^2 \theta}{dt^2} \quad (27)$$

此法求解的关键在于选定参考点后,列出物体所受精确的力矩表达式,配合角动量定理求解即可.在求解过程中也应注意,代入的 I 应是对环绕点的转动惯量,并且 I 为变量,代入的 M 也应是对环绕点的合力矩.

3.2 将振动系统分解

将物块的上下振动看做不同振动方向的合振动,且各个振动方向分振动的频率必然一致,故只要得到沿着一侧的牛顿二定律即可求解.

将重力沿一侧分解,并计入弹力,得到动力学方程

$$\begin{aligned}
 & -k(l-L) + mg \sin \alpha + k(l-L) \cos 2\alpha = \\
 & m \left[\frac{d^2 l}{dt^2} - l \left(\frac{d\alpha}{dt} \right)^2 \right] \quad (28)
 \end{aligned}$$

由于

$$l \left(\frac{d\alpha}{dt} \right)^2 = l \left[\frac{d(\alpha_0 + \theta)}{dt} \right]^2 = l \left(\frac{d\theta}{dt} \right)^2$$

此为 $\frac{d\theta}{dt}$ 的高阶无穷小,可以忽略.

则式(28)为

$$mg \sin \alpha + k(l-L)(\cos 2\alpha - 1) = m \frac{d^2 l}{dt^2} \quad (29)$$

第一项

$$mg \sin \alpha = mg(\sin \alpha_0 - \theta \cos \alpha_0) \quad (30)$$

第二项

$$\begin{aligned}
 & k(l-L)(\cos 2\alpha - 1) = \\
 & -k \left(l - l_0 + \frac{mg}{2k \sin \alpha_0} \right) 2\sin^2(\alpha_0 + \theta) = \\
 & -2k \left[\frac{l_0 \cos \alpha_0}{\cos(\alpha_0 + \theta)} - l_0 + \frac{mg}{2k \sin \alpha_0} \right] \\
 & (\sin \alpha_0 - \theta \cos \alpha_0)^2 = \\
 & -2k \left[l_0 \cos \alpha_0 \cos \alpha_0 - 1(1 - \theta \tan \alpha_0) - 1 - \right.
 \end{aligned}$$

$$\begin{aligned}
 & \left. l_0 + \frac{mg}{2k \sin \alpha_0} \right] \times \\
 & (\sin^2 \alpha_0 - 2\theta \sin \alpha_0 \cos \alpha_0) = \\
 & -2k \left[l_0 \cos \alpha_0 \cos \alpha_0 - 1(1 - \theta \tan \alpha_0) - 1 - \right. \\
 & \left. l_0 + \frac{mg}{2k \sin \alpha_0} \right] \times (\sin^2 \alpha_0 - 2\theta \sin \alpha_0 \cos \alpha_0) = \\
 & -2kl_0 \tan \alpha_0 \sin^2 \alpha_0 - mg(\sin \alpha_0 - 2\theta \cos \alpha_0) \quad (31)
 \end{aligned}$$

第三项 $\frac{d^2 l}{dt^2}$

$$\begin{aligned}
 \frac{dl}{dt} &= l_0 \cos \alpha_0 \frac{d \cos^{-1}(\alpha_0 + \theta)}{dt} = \\
 & \frac{l_0 \cos \alpha_0 \sin(\alpha_0 + \theta)}{\cos(\alpha_0 + \theta)} \frac{d\theta}{dt}
 \end{aligned}$$

接下来再求一次导数,由于其他项求导都会出现 $\left(\frac{d\theta}{dt}\right)^2$,舍去.故只剩下一项

$$\begin{aligned}
 \frac{d^2 l}{dt^2} &= \frac{l_0 \cos \alpha_0 \sin(\alpha_0 + \theta)}{\cos^2(\alpha_0 + \theta)} \frac{d^2 \theta}{dt^2} \approx \\
 & l_0 \tan \alpha_0 \frac{d^2 \theta}{dt^2} \quad (32)
 \end{aligned}$$

将式(30)~(32)代入式(29)可得

$$\begin{aligned}
 & -(2kl_0 \tan \alpha_0 \sin^2 \alpha_0 + mg \cos \alpha_0) \theta = \\
 & ml_0 \tan \alpha_0 \frac{d^2 \theta}{dt^2}
 \end{aligned}$$

化简整理后即可得到式(27).此解法益处在于小量只用展开到一阶,计算较为简单.

4 结束语

在振动问题的求解中,运用受力分析、能量微元是解决系统振动频率问题的一般方法,最终都要证明回复力为线性回复力.在受力分析时,应给出最精确的受力表达式,然后逐步代入,并保留一阶小量,进而求解.在能量求解中,应给出在保守场中的能量守恒表达式,求导后逐步代入参数求解.从另外的角度,将直线运动系统看做转动系统,借用角动量定理求解;根据运动的合成规律将振动系统分解等方法,也都能很好地解决此类问题.解决振动问题的分析方法多种多样,没有优劣之分,不同的问题可运用不同的方法解决.

参考文献

- 1 陈奎孚.单自由度振系固有频率不含弹簧静变形的充要条件[J].大学物理,2017(11):18~24