理论力学作业2

陈稼霖 45875852

2018.10.21

Q1.

解: 如图(1),以水平桌面为原点,与当地敬经线相切的直线为x轴,与纬线相切的直线为y轴(在图中垂直于纸面,没有标出),垂直于地表向上的直线为z轴,建立随桌面绕地轴转动的空间直角坐标系,其中沿x,y,z轴的单位矢量分别为i,j,k,设在这一参考系中质点位置坐标为(x,y,0)fi速度的x,y分量分别为 v_x,v_y ,即 $v=v_xi+v_yj$,初始条件下 $x=0,y=0,v_x=v_{x0},v_y=v_{y0}$,即 $v_0=v_{x0}i+v_{y0}j$ 。

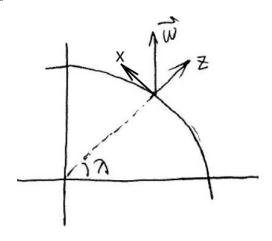


图 1: Q1图

在O-xyz转动参考系中,质点受到的离心力包含在重力mg中,因为离心力相对于地心引力很小,故可近似认为重力指向地心(沿z轴),此外质点还受到桌面垂直于地表的的支持力(沿z轴)和垂直于速度方向的科里奥利力

$$-2m\boldsymbol{\omega} \times \boldsymbol{v} = -2m(\boldsymbol{\omega}\cos\lambda\boldsymbol{i} + \boldsymbol{\omega}\sin\lambda\boldsymbol{k}) \times (v_x\boldsymbol{i} + v_y\boldsymbol{j})$$
$$= 2m\boldsymbol{\omega}(v_y\sin\lambda\boldsymbol{i} - v_x\sin\lambda\boldsymbol{j} - v_y\cos\lambda\boldsymbol{k})$$

根据牛顿第二定律, 质点在各轴向上的动力学微分方程为

$$\begin{split} & m \frac{dv_x}{dt} = 2m\omega v_y \sin \lambda \\ & m \frac{dv_y}{dt} = -2m\omega v_x \sin \lambda \\ & m \frac{dv_z}{dt} = F_N - mg - 2m\omega v_y \cos \lambda = 0 \end{split}$$

以上三式联立,并考虑初始条件 $v_x|_{t=0} = 0, v_y|_{t=0} = 0$ 解得

$$\begin{aligned} v_x &= v_{x0}\cos(2\omega t \sin \lambda) + v_{y0}\sin(2\omega t \sin \lambda) \\ v_y &= -v_{x0}\sin(2\omega t \sin \lambda) + v_{y0}\cos(2\omega t \sin \lambda) \\ F_N &= m\{g + 2\omega v_y \cos \lambda\} \\ &= m\{g + 2\omega[-v_{x0}\sin(2\omega t \sin \lambda) + v_{y0}\cos(2\omega t \sin \lambda)]\cos \lambda\} \end{aligned}$$

 v_x, v_y 对时间积分,并考虑初始条件 $x|_{t=0} = 0, y|_{t=0} = 0$,解得

$$x = \frac{1}{2\omega \sin \lambda} \{ v_{x0} \sin(2\omega t \sin \lambda) + v_{y0} [1 - \cos(2\omega t \sin \lambda)] \}$$
$$y = \frac{1}{2\omega \sin \lambda} \{ v_{x0} [\cos(2\omega t \sin \lambda) - 1] + v_{y0} \sin(2\omega t \sin \lambda) \}$$

以上两式联立,消去t得到

$$(v_x - \frac{v_{y0}}{2\omega \sin \lambda})^2 + (v_y + \frac{v_{x0}}{2\omega \sin \lambda})^2 = \frac{v_{x0}^2 + v_{y0}^2}{4\omega^2 \sin^2 \lambda}$$

即

$$(v_x - \frac{v_{y0}}{2\omega \sin \lambda})^2 + (v_y + \frac{v_{x0}}{2\omega \sin \lambda})^2 = \frac{v_0^2}{4\omega^2 \sin^2 \lambda}$$

故质点的运动轨迹是一个半径为 $\frac{v_0}{2v\sin\lambda}$ 的圆。

根据牛顿第三定律,桌面受到的力为

$$\mathbf{F}'_{N} = -\mathbf{F}_{N} = -m\{g + 2\omega v_{y}\cos\lambda\}\mathbf{k}$$
$$= m\{-g + 2\omega[v_{x0}\sin(2\omega t\sin\lambda) - v_{y0}\cos(2\omega t\sin\lambda)]\cos\lambda\}\mathbf{k}$$

Q2.

(i)

解: 如图(2),设MA = a,MB = b, $\angle OBA = \theta$,A点和B点坐标 ((a + b) $\sin \theta$, 0, 0) 和(0, (a + b) $\cos \theta$, 0),A点和B点的速度 \mathbf{v}_A 和 \mathbf{v}_B ,AB的角速度 $\boldsymbol{\omega}$ 。分别过A点和B点作其速度 \mathbf{v}_A 和 \mathbf{v}_B 的垂线交于S 点,S点即为转动瞬心,坐标为((a + b) $\sin \theta$, (a + b) $\cos \theta$, 0)。以椭圆规尺的质心(即AB 的中点)为原点,

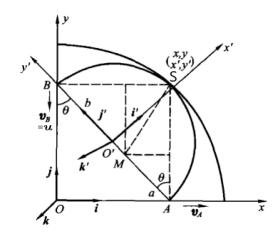


图 2: Q2图

建立固定在规尺上随规尺运动的直角坐标系O-x'y'z'。取单位矢量i,j,k沿x轴,y轴和z 轴,单位矢量i',j',k'沿x'轴,y' 轴和z' 轴。

以S点为转轴,B点的速率可表示为

$$v_B = u = (a+b)\sin\theta \cdot \omega$$

 $\Longrightarrow \omega = \frac{u}{(a+b)\sin\theta}$

根据转动瞬心的定义, M点的速度为

$$\boldsymbol{v}_{M} = \boldsymbol{\omega} \times \overrightarrow{SM} = \omega \boldsymbol{k} \times (-a \sin \theta \boldsymbol{i} - b \cos \theta \boldsymbol{j}) = \frac{u}{(a+b) \sin \theta} (b \cos \theta \boldsymbol{i} - a \sin \theta \boldsymbol{j})$$

以B为基点,M点的加速度为

$$\begin{aligned}
\mathbf{a}_{M} &= \mathbf{a}_{B} + \frac{d\boldsymbol{\omega}}{dt} \times \boldsymbol{r}' - \boldsymbol{r}'\omega^{2} = -\frac{d\omega}{dt}\boldsymbol{k}' \times b\boldsymbol{j}' + b\omega^{2}\boldsymbol{j}' \\
&= -\frac{d\omega}{d\theta}\frac{d\theta}{dt}\boldsymbol{k}' \times b\boldsymbol{j}' + b\omega^{2}\boldsymbol{j}' \\
&= -\frac{u\cos\theta}{(a+b)\sin^{2}\theta} \cdot \omega \cdot b\boldsymbol{i}' + b\cot\frac{u^{2}}{(a+b)^{2}\sin^{2}\theta}\boldsymbol{j} \\
&= \frac{bu^{2}}{(a+b)^{2}\sin^{2}\theta} \left(-\frac{\cos\theta}{\sin\theta}\boldsymbol{i}' + \boldsymbol{j}' \right) \\
&= \frac{bu^{2}}{(a+b)^{2}\sin^{2}\theta} \left[-\frac{\cos\theta}{\sin\theta} (\cos\theta\boldsymbol{i} + \sin\theta\boldsymbol{j}) + (-\sin\theta\boldsymbol{i} + \cos\theta\boldsymbol{j}) \right] \\
&= -\frac{bu^{2}}{(a+b)^{2}\sin^{2}\theta} \left(\frac{\cos^{2}\theta}{\sin\theta} + \sin\theta \right) \boldsymbol{i} \\
&= -\frac{bu^{2}}{(a+b)^{2}\sin^{3}\theta} \boldsymbol{i} \end{aligned}$$

(ii)

解:在固定坐标系O - xyz中,设S的坐标为(x,y,z),根据(i)中S点的坐标

为 $((a+b)\sin\theta, (a+b)\cos\theta, 0)$

$$\begin{cases} x = (a+b)\sin\theta \\ y = (a+b)\cos\theta \\ z = 0 \end{cases}$$

消去θ得

$$\begin{cases} x^2 + y^2 = (a+b)^2 \\ z = 0 \end{cases}$$

故空间极迹为O - xy平面上中心在O半径等于(a + b)的圆周。

在活动系O'-x'y'z'中,设S的动坐标为(x',y',z'),显然S点在O'-x'y' 平面上,且S点到O点距离恒为 $\frac{a+b}{2}$,故有

$$\begin{cases} x'^2 + y'^2 = \left[\frac{1}{2}(a+b)\right]^2 \\ z' = 0 \end{cases}$$

故本体极迹方程为O' - x'y'平面上中心在O'半径等于 $\frac{1}{2}(a+b)$ 的圆周。

Q3.

解:如图(3),以圆柱体质心为原点建立空间直角坐标系,过原点O做AB的平行线CB'。设圆柱体的密度为 ρ ,则其质量为 $m=\pi r^2 \cdot 2r \rho=2\pi \rho r^3$ 。

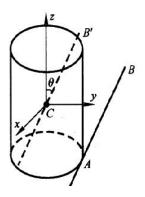


图 3: Q3图

先以CB'为轴,计算圆柱体的转动惯量:轴CB'对于x轴,y轴和z轴的方向 余弦分别为 $\alpha=0,\beta=\sin\theta=\frac{\sqrt{3}}{2},\gamma=\cos\theta=\frac{1}{2};$ 根据对称性,各惯量积 $I_{yz}=I_{zy}=I_{zx}=I_{xz}=I_{xy}=0$; 各轴转动惯量

$$I_{xx} = I_{yy} = \int_{-r}^{r} \int_{-\sqrt{r^2 - x^2}}^{\sqrt{r^2 - x^2}} \int_{-r}^{r} (y^2 + z^2) \rho dz dy dx = \frac{7}{6} \pi \rho r^5$$

$$I_{zz} = \int_{-r}^{r} \int_{0}^{r} \rho \cdot x^2 \cdot 2\pi x dx dh = \pi \rho r^5$$

故圆柱体对于轴线A'B'的转动惯量为

$$I = I_{xx}\alpha^{2} + I_{yy}\beta^{2} + I_{zz}\gamma^{2} = \frac{9}{8}\pi\rho r^{5}$$

再根据平行轴定理计算柱体对于轴线AB的转动惯量为

$$I' = I + m\{\sqrt{r^2 + r^2}\cos[45^\circ - (90^\circ - \theta)]\}^2$$
$$= (\frac{25}{8} + \sqrt{3})\pi\rho r^5$$
$$= (\frac{25}{16} + \frac{\sqrt{3}}{2})mr^2$$

(ii)

解: 设沿着x,y,z轴的单位矢量分别为i,j,k。 先求质心C 相对于A点的角动量

$$I_C = \overrightarrow{AC} \times (m\boldsymbol{\omega} \times \overrightarrow{AC})$$

$$= (-r\boldsymbol{j} + r\boldsymbol{k}) \times [m\omega(\sin\theta\boldsymbol{j} + \cos\theta\boldsymbol{k}) \times (-r\boldsymbol{j} + r\boldsymbol{k})]$$

$$= m\omega r^2 (\sin\theta + \cos\theta)(\boldsymbol{j} + \boldsymbol{k})$$

$$= \frac{\sqrt{3} + 1}{2}m\omega r^2 (\boldsymbol{j} + \boldsymbol{k})$$

柱体相对于C点的角动量为

$$J_{C'} = I_{xx}\boldsymbol{\omega_x} + I_{yy}\boldsymbol{\omega_y} + I_{zz}\boldsymbol{\omega_z}$$

$$= \frac{7}{6}\pi\rho r^5\omega\cos\frac{\pi}{2}\boldsymbol{i} + \frac{7}{6}\pi\rho r^5\omega\sin\theta\boldsymbol{j} + \pi\rho r^5\omega\cos\theta\boldsymbol{k}$$

$$= \frac{7\sqrt{3}}{12}\pi\rho r^5\omega\boldsymbol{j} + \frac{1}{2}\pi\rho r^5\omega\boldsymbol{k}$$

故柱体相对于A点的角动量为

$$J_A = J_C + J_{C'} = \pi \rho r^5 \omega \left[\left(\frac{19\sqrt{3}}{12} + 1 \right) \mathbf{j} + \left(\sqrt{3} + \frac{3}{2} \right) \mathbf{k} \right]$$
$$= m\omega r^2 \left[\left(\frac{19\sqrt{3} + 12}{24} \right) \mathbf{j} + \left(\frac{2\sqrt{3} + 3}{4} \right) \mathbf{k} \right]$$

Q4.

(1)

解:如图(4),以墙角为原点O,水平地面为x轴,铅锤墙面为y轴,建立直角坐标系O-xy。设在某一位置时杆与地面所成夹角为 φ ,杆与地面和墙面的接触点分别为A和B,杆的质心为C(由于是均质杆,故C为AB中点),C点的速度为 v_C ,其x,y分量分别为 v_{Cx} 和 v_{Cy} ,杆的角速度为

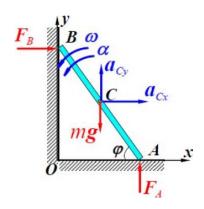


图 4: Q4图

以质心C为基点,杆绕C点转动的转动惯量为

$$I = 2 \int_{0}^{\frac{l}{2}} x^{2} \frac{m}{l} dx = \frac{1}{12} m l^{2}$$

根据动能定理有

$$mg\frac{l}{2}(\sin\varphi_0 - \sin\varphi) = \frac{1}{2}mv_C^2 + \frac{1}{2}I\omega^2$$

由于A点沿着地面运动,故A点速度的y分量为0

$$v_{Ay} = v_{Cy} + \omega \frac{l}{2} \cos \varphi = 0$$
$$\Longrightarrow v_{Cy} = -\omega \frac{l}{2} \cos \varphi$$

同理,点B沿着墙面运动,故其速度的x分量为0

$$v_{Bx} = v_{Cx} - \omega \frac{l}{2} \sin \varphi$$

 $\Longrightarrow v_{Cx} = \omega \frac{l}{2} \sin \varphi$

此外, C的速度大小与其分量之间的关系为

$$v_C^2 = v_{Cx}^2 + v_{Cy}^2$$

以上各式联立,解得杆的角速度为

$$\omega = \sqrt{\frac{3g}{l}(\sin\varphi_0 - \sin\varphi)}$$

上式两边同时对t求导,得到杆的角加速度为

$$\beta = \frac{d\omega}{dt} = \sqrt{\frac{3g}{l}} \frac{-\cos\varphi}{2\sqrt{\sin\varphi_0 - \sin\varphi}} \frac{d\varphi}{dt} = -\frac{3g}{2l}\cos\varphi$$

(2)

解: C点速度的x,y分量分别为

$$v_{Cx} = \sqrt{3gl(\sin\varphi_0 - \sin\varphi)} \frac{\sin\varphi}{2}$$
$$v_{Cy} = -\sqrt{3gl(\sin\varphi_0 - \sin\varphi)} \frac{\cos\varphi}{2}$$

上面两式两边同时对t求导,得到C点加速度的x,y分量为

$$a_{Cx} = \frac{3g}{2} (\sin \varphi_0 - \frac{3}{2} \sin \varphi) \cos \varphi$$
$$a_{Cy} = \frac{3g}{2} [(\sin \varphi_0 - \frac{3}{2} \sin \varphi) \sin \varphi + \frac{1}{2}]$$

根据质心运动定理

$$ma_{Cx} = F_B$$
$$ma_{Cy} = F_A - mg$$

以上各式联立解得墙壁和地面对杆的约束力分别为

$$\begin{split} F_B &= \frac{3mg}{2} (\sin \varphi_0 - \frac{3}{2} \sin \varphi) \cos \varphi \\ F_A &= \frac{3mg}{2} [(\sin \varphi_0 - \frac{3}{2} \sin \varphi) \sin \varphi + \frac{7}{6}] \end{split}$$

墙壁和地面对杆的约束力的方向分别为水平向右和竖直向上。

(3)

解:杆脱离墙的那一瞬间,墙壁对杆的约束力恰好为0

$$F_B = \frac{3mg}{2} (\sin \varphi_0 - \frac{3}{2} \sin \varphi) \cos \varphi = 0$$

解得此时杆与水平面的夹角为

$$\varphi = \arcsin(\frac{2}{3}\sin\varphi_0)$$

Q5.

解:如图(5),以圆柱体顶点O为原点,槽所在直线为x轴,在槽和圆锥对称轴所在平面内过O点与槽垂直的直线为y 轴,过O点垂直于槽和圆锥对称轴所在平面的直线为z轴,建立随槽绕圆锥对称轴转动的空间直角坐标系,沿x,y,z轴 正方向的单位矢量设为i,j,k。设槽对于质点的压力为 F_N ,其y,z方向分量分别为 F_{Ny},F_{Nz}

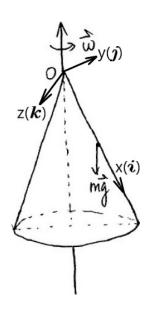


图 5: Q5图

在转动参考系O-xyz中,根据牛顿第二定律,质点在各轴向上的动力学微分方程为

$$\begin{split} & m \frac{d^2 x}{dt^2} = mg \cos \alpha + m\omega^2 x \sin \alpha \sin \alpha \\ & m \frac{d^2 y}{dt^2} = F_{Ny} - mg \sin \alpha + m\omega^2 x \sin \alpha \cos \alpha = 0 \\ & m \frac{d^2 z}{dt^2} = F_{Nz} + 2m\omega \frac{dx}{dt} \sin \alpha = 0 \end{split}$$

以上三式联立,代入x=s并考虑初始条件 $\begin{cases} x|_{t=0}=0 \\ \frac{dx}{dt}|_{t=0}=0 \end{cases} , \ \$ 解得

$$x = s = \frac{g \cos \alpha}{2\omega^2 \sin^2 \alpha} (e^{\omega t \sin \alpha} + e^{-\omega t \sin \alpha} - 2)$$

$$F_{Ny} = m(g - \omega^2 s \cos \alpha) \sin \alpha$$

$$F_{Nz} = -2m\omega\sqrt{(2g\cos\alpha + \omega^2 s\sin^2\alpha)s}\sin\alpha$$

根据牛顿第三定律,质点对槽作用的压力为

$$\mathbf{F}_{N'} = -F_{Ny}\mathbf{j} - F_{Nz}\mathbf{k}$$

$$= m \sin \alpha (\omega^2 s \cos \alpha - g)\mathbf{j} + 2m\omega \sin \alpha \sqrt{(2g \cos \alpha + \omega^2 s \sin^2 \alpha)s}\mathbf{k}$$