

高等学校教材

过程流体力学题解

宋鹏云 焦 凤 朱孝钦 等编



化学工业出版社

高等学校教材

过程流体力学题解

宋鹏云 焦 凤 朱孝钦 等编



化学工业出版社

· 北京 ·

本书是与《过程流体力学》配套的教学参考书。对《过程流体力学》一书的所有习题进行解答。全书共有9章,包括绪论、流体运动学、理想流体力学、黏性流体力学、射流与撞击流、多相流、流体通过多孔介质的流动、非牛顿流体的流变性与流动、计算流体力学。

本书可供学习流体力学的研究生和高年级本科生参考。也可供相关专业技术人员参考。

图书在版编目(CIP)数据

过程流体力学题解/宋鹏云等编. —北京: 化学工业出版社, 2016.2
高等学校教材
ISBN 978-7-122-25777-2

I. ①过… II. ①宋… III. ①流体力学-高等学校-题解 IV. ①O35-44

中国版本图书馆 CIP 数据核字 (2015) 第 285756 号

责任编辑: 程树珍
责任校对: 边 涛

装帧设计: 关 飞

出版发行: 化学工业出版社(北京市东城区青年湖南街13号 邮政编码100011)
印 装: 大厂聚鑫印刷有限责任公司
787mm×1092mm 1/16 印张6 $\frac{3}{4}$ 字数161千字 2016年3月北京第1版第1次印刷

购书咨询: 010-64518888(传真: 010-64519686) 售后服务: 010-64518899

网 址: <http://www.cip.com.cn>

凡购买本书, 如有缺损质量问题, 本社销售中心负责调换。

定 价: 25.00 元

版权所有 违者必究

前言

本书是与《过程流体力学》配套的教学参考书。对《过程流体力学》一书的所有习题进行解答。全书共有 9 章，包括绪论、流体运动学、理想流体力学、黏性流体力学、射流与撞击流、多相流、流体通过多孔介质的流动、非牛顿流体的流变性与流动、计算流体力学。

本书是昆明理工大学研究生教育百门核心课程——“过程流体力学”建设的一个重要内容，得到了昆明理工大学的大力支持。

本书由宋鹏云主持编著，并编写第 1 章、第 2 章；朱孝钦编写了第 3 章；焦凤编写了第 4 章；许恒杰编写了第 5 章、第 6 章；常静华编写了第 7 章；别玉编写了第 8 章；毛文元、许恒杰编写了第 9 章。全书由宋鹏云统稿、调配和补充。

本书参考了众多流体力学题解书籍和网络上的习题及题解，在此对相关作者表示感谢！书中有一些习题和题解由编者完成，可能存在不妥，敬请读者批评指正。

本书的出版得到了化学工业出版社的全力支持和帮助，出版之际，谨对他们致以深切的谢意。

编者

2015 年 7 月

目 录

第 1 章	绪论	1
第 2 章	流体运动学	6
第 3 章	理想流体力学	11
第 4 章	黏性流体力学	25
第 5 章	射流与撞击流	47
第 6 章	多相流	55
第 7 章	流体通过多孔介质的流动	59
第 8 章	非牛顿流体的流变性与流动	67
第 9 章	计算流体力学	89
参考文献		101

第1章 绪论

1-1 炉气组成为 $\varphi_{\text{CO}_2} = 15.2\%$, $\varphi_{\text{SO}_2} = 0.3\%$, $\varphi_{\text{O}_2} = 4.6\%$, $\varphi_{\text{H}_2\text{O}} = 5\%$, $\varphi_{\text{N}_2} = 74.9\%$ (均为体积分数), 如果可加性成立。试求混合气体在标准状态下的密度。

解 混合气体的体积分数即等于其摩尔分数。混合气体的相对分子量, 或摩尔质量为

$$M_m = \sum_{k=1}^n \varphi_k M_k = 15.2\% \times 44 + 0.3\% \times 64 + 4.6\% \times 32 + 5\% \times 18 + 74.9\% \times 28 \\ = 30.22 (\text{kg/kmol})$$

根据理想气体状态方程, 混合气体在标准状态 ($p = 1.013 \times 10^5 \text{ Pa}$, $T = 273 \text{ K}$) 下的密度

$$\rho_m = \frac{p}{M_m R_u T} = \frac{1.013 \times 10^5}{30.22 \times 8.314 \times 273} = 1.48 (\text{kg/m}^3)$$

1-2 上下两平行圆盘, 直径均为 d , 间隙为 δ , 其间隙间充满黏度为 μ 的液体。如下盘固定不动, 上盘以角速度 ω 匀速旋转, 试求所需力矩及热量产生速率。

解 在圆盘半径为 r 处取半径增量为 dr 的微小圆环, 如图 1-1 所示。微圆环上的切应力

$$\tau(r) = \mu \frac{\omega r}{\delta}$$

其产生的阻力矩

$$dM = \tau(r) \times 2\pi r \times dr \times r = \frac{2\pi\mu\omega}{\delta} r^3 dr$$

稳定运转时, 其驱动力矩等于其总阻力矩, 即

$$M = \int_0^M dM = \int_0^{d/2} \frac{2\pi\mu\omega}{\delta} r^3 dr = \frac{2\pi\mu\omega}{\delta} \int_0^{d/2} r^3 dr = \frac{\pi\mu\omega d^4}{32\delta}$$

假设摩擦阻力全部转换成热量, 其热量产生速率为

$$N = M\omega = \frac{\pi\mu\omega^2 d^4}{32\delta}$$

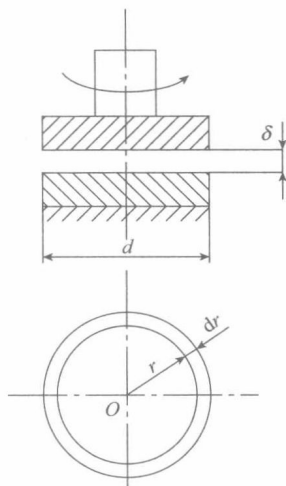


图 1-1 习题 1-2 图

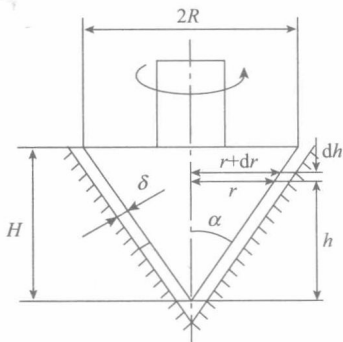


图 1-2 习题 1-3 图

1-3 如图 1-2 所示, 一圆锥体绕竖直中心轴作等速运动, 锥体与固定外锥套之间的间隙为 δ , 其间充满黏度为 μ 的液体。已知锥体高度为 H , 顶面半径为 R , 半锥角为 α 。试求所需要

的驱动力矩。

解 如图 1-2 所示, 在离圆锥顶 h 处取高度为 dh 的微段, 其半径为 r , $r = \frac{R}{H}h$, 此微元段的旋转线速度

$$u(h) = \omega r = \frac{R}{H}\omega h$$

其切应力为

$$\tau(h) = \mu \frac{u(h)}{\delta} = \mu \frac{R\omega h}{H\delta}$$

其产生的阻力矩

$$dM(h) = \tau(h) 2\pi r \frac{dh}{\cos\alpha} r = \mu \frac{2\pi R\omega}{H\delta \cos\alpha} r^2 h dh$$

$r = \frac{R}{H}h = h \tan\alpha$ 代入上式得

$$dM(h) = \frac{2\pi\mu\omega}{\delta \cos\alpha} \tan^3\alpha h^3 dh$$

所需要的驱动力矩等于其总阻力矩

$$M = \int_0^M dM(h) = \int_0^H \frac{2\pi\mu\omega}{\delta \cos\alpha} \tan^3\alpha h^3 dh = \frac{2\pi\mu\omega \tan^3\alpha}{\delta \cos\alpha} \frac{H^4}{4} = \frac{\pi\mu\omega \tan^3\alpha}{2\delta \cos\alpha} H^4$$

1-4 如图 1-3 所示, 黏性流体沿 x 轴方向作层状流动, 在 y 轴方向有速度梯度。在 $t=0$ 时, 取距离为 dy 的两个流体质点 a, b 。 a 质点 y 方向的坐标为 y , 对应的流体速度 $u(y)$; b 质点 y 方向的坐标为 $y+dy$, 对应的速度 $u(y)+du(y)$ 。经过时间 dt 后, a 点移动到 a' 点。 b 点移动到 b' 点, $a'b'$ 相对于 ab 偏转的角度为 γ , 流体的剪切变形速率定义为 $d\gamma/dt$, 即单位时间内因剪切变形产生的角度变化。试推导证明, 流体的剪切变形速率就等于流体的速度梯度, 即

$$\frac{d\gamma}{dt} = \frac{du}{dy}$$

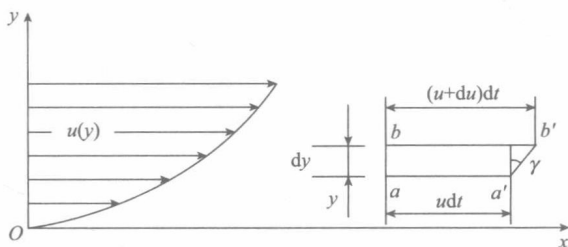


图 1-3 习题 1-4 图

解 如图 1-3 所示, 线段 $\overline{aa'} = u dt$, $\overline{bb'} = (u + du) dt = u dt + du dt$ 由于角度 γ 较小, 有

$$\gamma \approx \tan\gamma = \frac{\overline{bb'} - \overline{aa'}}{\overline{ab}} = \frac{u dt + du dt - u dt}{dy} = \frac{du dt}{dy}$$

在 dt 时间内转过的角度为 γ , 所以剪切变形速率

$$\dot{\gamma} = \frac{d\gamma}{dt} \approx \frac{\gamma}{\Delta t} = \frac{\frac{du}{dt}}{\frac{dy}{dt}} = \frac{du}{dy}$$

1-5 空气中 20℃ 水滴直径为 100 μm 时, 其内部压力比外部压力大多少?

解 20℃ 水与空气接触时, 其表面张力系数 $\sigma = 0.0731 \text{ N/m}$ 。水滴为球形, $R_1 = R_2 = R = 50 \text{ μm}$, 忽略重力的影响, 液滴内部压力比外部压力大

$$\Delta p = \sigma \left(\frac{1}{R_1} + \frac{1}{R_2} \right) = \frac{2\sigma}{R} = \frac{2 \times 0.0731}{50 \times 10^{-6}} = 2.924 \times 10^3 \text{ (Pa)} = 2.924 \text{ (kPa)}$$

1-6 空气中飘浮的直径为 d 的肥皂泡, 已知肥皂液膜的表面张力系数为 σ , 试求肥皂泡内腔的压力。

解 假设空气中飘浮的肥皂泡为球形, 其为一球形液膜, 厚度可忽略不计, 液膜内外直径均为 $R = d/2$ 。如图 1-4 所示, 考察液膜内侧点 A , 外侧点 C 和中间点 B 。根据表面张力的拉普拉斯公式, 表面张力在 A 点和 B 点形成的压差

$$p_A - p_B = \sigma \left(\frac{1}{R} + \frac{1}{R} \right) = \frac{2\sigma}{R}$$

同理, B 点和 C 点形成的压差

$$p_B - p_C = \sigma \left(\frac{1}{R} + \frac{1}{R} \right) = \frac{2\sigma}{R}$$

上两式相加, 可以消去 p_B , 得到肥皂泡内外两侧的压差

$$p_A - p_C = \frac{2\sigma}{R} + \frac{2\sigma}{R} = \frac{4\sigma}{R} = \frac{8\sigma}{d}$$

即肥皂泡内腔的压力 $p_A = \frac{8\sigma}{d} + p_C$

如果按表压计算, $p_C = 0$, $p_A = \frac{8\sigma}{d}$ 。

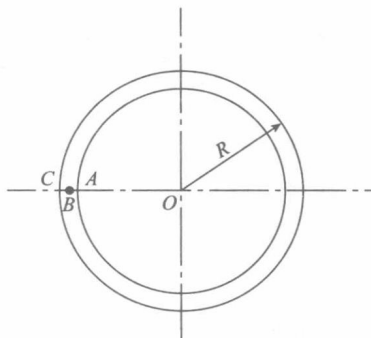


图 1-4 习题 1-6 图

1-7 如图 1-5 所示, 一很长平壁浸入体积很大的水中。由于存在表面张力, 在靠近壁面地方水的表面成为了弯曲面。假设弯曲面曲率半径为 r 可以表示为 $1/r = d^2 y / dx^2$, 液体与固体壁表面的接触角 θ 和表面张力系数 σ 已知。试确定平壁附近水面的形状和液体爬升的高度 h 。

解 由于表面张力的作用, 凹液面任一位置气液两侧的压力差为 $\Delta p = p_0 - p =$

$\sigma \left(\frac{1}{R_1} + \frac{1}{R_2} \right)$, 而对于长平壁形成的液面, 有 $R_1 = \infty$, 得

$$\frac{1}{R_2} = \frac{1}{r} = \frac{d^2 y}{dx^2} = y''$$

对于任一 x 处

$$p + \rho g y = p_0$$

$$p_0 - p = \rho g y$$

所以

$$\rho g y = \sigma y''$$

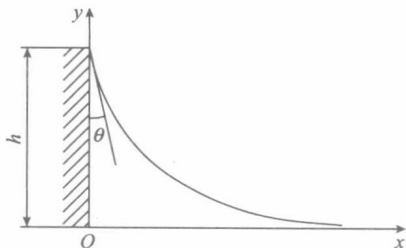


图 1-5 习题 1-7 图

即

$$y'' - \frac{\rho g}{\sigma} y = 0$$

$$y = C_1 e^{\sqrt{\frac{\rho g}{\sigma}} x} + C_2 e^{-\sqrt{\frac{\rho g}{\sigma}} x}$$

当 $x \rightarrow \infty$, $y \rightarrow 0 \Rightarrow C_1 = 0$

$$y = C_2 e^{-\sqrt{\frac{\rho g}{\sigma}} x}$$

而

$$y' \big|_{x=0} = -\cot \theta \Rightarrow C_2 = \frac{\cot \theta}{\sqrt{\frac{\rho g}{\sigma}}}$$

所以水面形状为

$$y = \frac{\cot \theta}{\sqrt{\frac{\rho g}{\sigma}}} e^{-\sqrt{\frac{\rho g}{\sigma}} x}$$

当 $x = 0$ 时, 得液面爬升高度

$$h = y \big|_{x=0} = \frac{\cot \theta}{\sqrt{\frac{\rho g}{\sigma}}} = \sqrt{\frac{\sigma}{\rho g}} \cot \theta$$

1-8 试计算棱长为 1mm 的立方体空气在标准状态下所含有的空气分子数。

解 根据阿伏伽德罗定律, 1mol 标准状态下的气体分子个数为 6.022×10^{23} , 体积为 $22.4 \text{ L} = 22.4 \times 10^{-3} \text{ m}^3$ 。所以, 棱长为 1mm 的立方体空气在标准状态下的分子数

$$n_{\text{air}} = \frac{1 \times 10^{-9}}{22.4 \times 10^{-3}} \times 6.022 \times 10^{23} = 2.688 \times 10^{16}$$

1-9 如图 1-6 所示为钢板表面涂塑过程, 钢板宽度为 1m, 以 0.5m/s 的速度移动。板与模口的间隙为 1mm。在加工温度下, 塑料糊的流动特性服从幂律表达式 $\tau = 2500 \left(\frac{du}{dy} \right)^{0.4}$ 。试求模口中塑料糊的剪切率、拉动该板所需的力和功率。

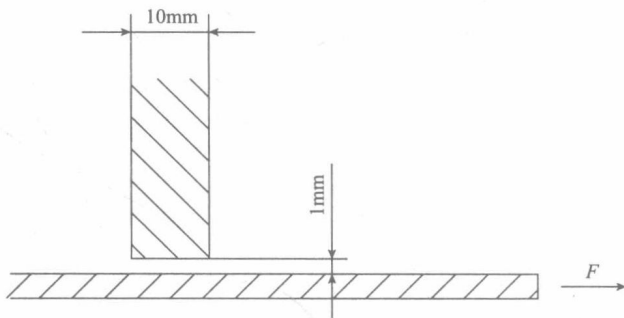


图 1-6 习题 1-9 图

解 模口中塑料糊的剪切率

$$\dot{\gamma} = \frac{du}{dy} = \frac{u}{\delta} = \frac{0.5}{0.001} = 500 (\text{s}^{-1})$$

拉动钢板所需的力

$$F = \tau \times A = 2500 \times \left(\frac{du}{dy} \right)^{0.4} \times 1 \times 0.01 = 2500 \times 500^{0.4} \times 1 \times 0.01 = 300.28 (\text{N})$$

拉动钢板所需功率

$$P = FV = 300.28 \times 0.5 = 150.14 (\text{W})$$

1-10 如图 1-7 所示, 敞口容器中盛有密度为 $\rho = 1200 \text{ kg/m}^3$ 的芥末酱, 依靠容器底部直径 $d = 10 \text{ mm}$ 、长 $L = 1 \text{ m}$ 的直管进行装瓶。当容器中液面不断下降至 $H = 0.35 \text{ m}$ 时, 芥末酱在管内不再流动。芥末酱可看作是理想塑性流体。试求该芥末酱的屈服应力 τ_0 。

解 如图 1-7 所示, 当管壁处的切应力 τ_w 等于流体的屈服应力 τ_0 时, 管内流体不再流动。对管径为 d , 管长为 L 的管内流体作力平衡可得

$$\Delta p \frac{\pi d^2}{4} + \rho g \frac{\pi d^2}{4} L = \tau_0 \pi d L$$

而直管上下两端的压力差 $\Delta p = \rho g H$

所以芥末酱的屈服应力

$$\begin{aligned} \tau_0 &= \frac{\rho g d}{4} \left(1 + \frac{H}{L} \right) = \frac{1200 \times 9.81 \times 10 \times 10^{-3}}{4} \left(1 + \frac{0.35}{1} \right) \\ &= 39.73 (\text{Pa}) \end{aligned}$$

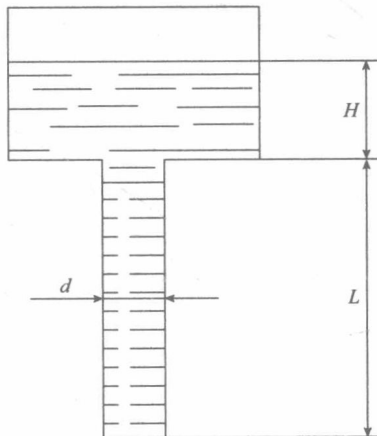


图 1-7 习题 1-10 图

第2章 流体运动学

2-1 已知一流体质点的位置矢量为 $\mathbf{s} = (2 + 0.01\sqrt{t^5})\mathbf{i} + (2 + 0.01\sqrt{t^5})\mathbf{j} + 2\mathbf{k}$, 问此质点运动到横坐标 $x=8$ 时的速度和加速度分别是多少?

解 位置矢量 $\mathbf{s}$ 的坐标函数为

$$x = 2 + 0.01\sqrt{t^5}, y = 2 + 0.01\sqrt{t^5}, z = 2$$

速度

$$\mathbf{v} = \frac{d\mathbf{s}}{dt} = \frac{dx}{dt}\mathbf{i} + \frac{dy}{dt}\mathbf{j} + \frac{dz}{dt}\mathbf{k} = 0.025t^{\frac{3}{2}}\mathbf{i} + 0.025t^{\frac{3}{2}}\mathbf{j} + 0\mathbf{k}$$

加速度

$$\mathbf{a} = \frac{d\mathbf{v}}{dt} = 0.0375t^{\frac{1}{2}}\mathbf{i} + 0.0375t^{\frac{1}{2}}\mathbf{j} + 0\mathbf{k}$$

当 $x=8$ 时, 运动时间

$$t_1 = \left(\frac{x-2}{0.01} \right)^{\frac{2}{5}} \bigg|_{x=8} = 12.92$$

速度

$$\mathbf{v} \big|_{t=12.92} = 0.025 \times 12.92^{\frac{3}{2}}\mathbf{i} + 0.025 \times 12.92^{\frac{3}{2}}\mathbf{j} = 1.16\mathbf{i} + 1.16\mathbf{j}$$

$$\mathbf{a} \big|_{t=12.92} = 0.0375 \times 12.92^{\frac{1}{2}}\mathbf{i} + 0.0375 \times 12.92^{\frac{1}{2}}\mathbf{j} = 0.135\mathbf{i} + 0.135\mathbf{j}$$

2-2 已知一速度场 $\mathbf{v} = (6 + 2xy + t^2)\mathbf{i} - (xy^2 + 10t)\mathbf{j} + 25\mathbf{k}$ 。试求流体质点在位置 $(3, 0, 2)$ 处的加速度。

解 加速度为

$$\begin{aligned} \mathbf{a} &= u \frac{\partial \mathbf{v}}{\partial x} + v \frac{\partial \mathbf{v}}{\partial y} + w \frac{\partial \mathbf{v}}{\partial z} + \frac{\partial \mathbf{v}}{\partial t} \\ &= (6 + 2xy + t^2)(2y\mathbf{i} - y^2\mathbf{j}) + [-(xy^2 + 10t)(2x\mathbf{i} - 2xy\mathbf{j})] + 25 \times 0 + (2t\mathbf{i} - 10\mathbf{j}) \\ &= (12y + 4xy^2 + 2yt^2 - 2x^2y^2 - 20xt + 2t)\mathbf{i} + \\ &\quad (-6y^2 - 2xy^3 - y^2t^2 + 2x^2y^3 + 20xyt - 10)\mathbf{j} \end{aligned}$$

对点 $(3, 0, 2)$, 其加速度为

$$\mathbf{a}(3, 0, 2) = (-20 \times 3t + 2t)\mathbf{i} + (-10)\mathbf{j} = -58t\mathbf{i} - 10\mathbf{j}$$

2-3 已知速度场 $\mathbf{v} = (x+1)t^2\mathbf{i} - (y+1)t^2\mathbf{j}$ 。试确定在 $t=1$ 时, 通过点 $(0, 0)$ 的迹线方程和流线方程。

解 迹线方程为

$$\frac{dx}{dt} = u = (x+1)t^2, \quad \frac{dy}{dt} = v = -(y+1)t^2$$

即

$$\frac{dx}{x+1} = t^2 dt$$

$$\frac{dy}{y+1} = -t^2 dt$$

将以上两式积分得

$$\ln(x+1) = \frac{1}{3}t^3 + C_1$$

$$\ln(y+1) = -\frac{1}{3}t^3 + C_2$$

上两式相加消去 t 得

$$\ln[(x+1)(y+1)] = \ln C$$

即

$$(x+1)(y+1) = C$$

将 $x=0, y=0$ 代入, 得 $C=1$ 。

因此, 通过点 $(0, 0)$ 的迹线方程为 $(x+1)(y+1)=1$ 。

流线的微分方程为

$$\frac{dx}{u} = \frac{dy}{v}$$

即

$$\frac{dx}{(x+1)t^2} = \frac{dy}{-(y+1)t^2}$$

消去 t , 两边积分, 得

$$\ln(x+1) = -\ln(y+1) + \ln C$$

即

$$(x+1)(y+1) = C$$

以 $x=0, y=0$ 代入, 得积分常数 $C=1$ 。

故在 $t=1$ 时, 通过点 $(0, 0)$ 的流线方程为 $(x+1)(y+1)=1$ 。

2-4 已知某稳定流场 $\mathbf{v} = (x^2 - y^2)\mathbf{i} - 2xy\mathbf{j}$ 。试求出其流线。

解 流线方程为

$$\frac{dx}{u} = \frac{dy}{v}$$

即

$$\frac{dx}{x^2 - y^2} = \frac{dy}{-2xy}$$

或者

$$2xy dx + (x^2 - y^2) dy = 0$$

这是某函数 f 的全微分, 即

$$df(x, y) = \frac{\partial f}{\partial x} dx + \frac{\partial f}{\partial y} dy = 2xy dx + (x^2 - y^2) dy$$

或者

$$\frac{\partial f}{\partial x} = 2xy, \quad \frac{\partial f}{\partial y} = x^2 - y^2$$

积分得

$$f(x, y) = x^2 y - \frac{1}{3} y^3 + C$$

2-5 设在一个很长的通风管道中, 温度 T 的变化规律为 $T = T_0 - a e^{-\frac{x}{L}} \sin\left(\frac{2\pi t}{\tau}\right)$ 。式

中, T_0, a, L, τ 等均为常数; x 是从管道入口处量起的距离; 流体质点以常速度 U 进入管道。试求流体质点通过管道过程中温度的变化率。

解 求流体质点温度变化率即求温度的随体导数。

$$\begin{aligned}\frac{DT}{Dt} &= \frac{\partial T}{\partial t} + U \frac{\partial T}{\partial x} \\ &= -a e^{-\frac{x}{L}} \frac{2\pi}{\tau} \cos\left(\frac{2\pi t}{\tau}\right) + U \left[-a e^{-\frac{x}{L}} \sin\left(\frac{2\pi t}{\tau}\right) \right] \left(-\frac{1}{L}\right) \\ &= a e^{-\frac{x}{L}} \left[\frac{U}{L} \sin\left(\frac{2\pi t}{\tau}\right) - \frac{2\pi}{\tau} \cos\left(\frac{2\pi t}{\tau}\right) \right]\end{aligned}$$

2-6 已知某速度场 $\mathbf{v} = C \sqrt{y^2 + z^2} \mathbf{i}$, C 是常数, 试求涡量 $\boldsymbol{\Omega}$ 和涡线方程。

解 涡量

$$\begin{aligned}\boldsymbol{\Omega} &= \nabla \times \mathbf{V} = \left(\frac{\partial}{\partial x} \mathbf{i} + \frac{\partial}{\partial y} \mathbf{j} + \frac{\partial}{\partial z} \mathbf{k} \right) \times (u \mathbf{i} + v \mathbf{j} + z \mathbf{k}) \\ &= \left(\frac{\partial w}{\partial y} - \frac{\partial v}{\partial z} \right) \mathbf{i} + \left(\frac{\partial u}{\partial z} - \frac{\partial w}{\partial x} \right) \mathbf{j} + \left(\frac{\partial v}{\partial x} - \frac{\partial u}{\partial y} \right) \mathbf{k} \\ &= \frac{\partial u}{\partial z} \mathbf{j} - \frac{\partial u}{\partial y} \mathbf{k} \\ &= \frac{Cz}{\sqrt{y^2 + z^2}} \mathbf{j} - \frac{Cy}{\sqrt{y^2 + z^2}} \mathbf{k}\end{aligned}$$

涡线方程

$$\begin{aligned}\frac{dx}{\Omega_x} &= \frac{dy}{\Omega_y} = \frac{dz}{\Omega_z} \\ \frac{dx}{0} &= \frac{dy}{\frac{Cz}{\sqrt{y^2 + z^2}}} = \frac{dz}{-\frac{Cy}{\sqrt{y^2 + z^2}}} \implies dx = 0 \\ y dy + z dz &= 0 \implies x = C_1 \\ y^2 + z^2 &= C_2\end{aligned}$$

2-7 某流场由拉格朗日方法描述: $\mathbf{s}(\xi, t) = \xi_1 e^{-(\frac{2t}{k})} \mathbf{i} + \xi_2 e^{\frac{t}{k}} \mathbf{j} + \xi_3 e^{\frac{t}{k}} \mathbf{k}$, 其中 k 为常数。试判断该流场: (1) 是否是稳定流动; (2) 是否是不可压缩流动; (3) 是否有旋流动。

解 (1) 根据迹线方程有

$$\begin{aligned}x &= \xi_1 e^{-(\frac{2t}{k})}, \quad y = \xi_2 e^{\frac{t}{k}}, \quad z = \xi_3 e^{\frac{t}{k}} \implies \\ \xi_1 &= x e^{\frac{2t}{k}}, \quad \xi_2 = y e^{-(\frac{t}{k})}, \quad \xi_3 = z e^{-(\frac{t}{k})}\end{aligned}$$

该流场的速度场为

$$u = \frac{dx}{dt} = \xi_1 e^{-(\frac{2t}{k})} \times \left(\frac{-2}{k} \right) = x e^{\frac{2t}{k}} e^{-(\frac{2t}{k})} \left(\frac{-2}{k} \right) = -\frac{2x}{k}$$

$$v = \frac{dy}{dt} = \xi_2 e^{\frac{t}{k}} \frac{1}{k} = y e^{-\left(\frac{t}{k}\right)} e^{\frac{t}{k}} \frac{1}{k} = \frac{y}{k}$$

$$w = \frac{dz}{dt} = \xi_3 e^{\frac{t}{k}} \frac{1}{k} = z e^{-\left(\frac{t}{k}\right)} e^{\frac{t}{k}} \frac{1}{k} = \frac{z}{k}$$

$$\mathbf{v} = u\mathbf{i} + v\mathbf{j} + w\mathbf{k} = -\left(\frac{2x}{k}\right)\mathbf{i} + \frac{y}{k}\mathbf{j} + \frac{z}{k}\mathbf{k}$$

由于该速度场 $\mathbf{v}$ 只是空间位置 x, y, z 和常数 k 的函数, 与时间 t 无关, 该流场为稳态流场。

(2) 将该速度场中的 u, v, w 代入体积变形速率方程

$$\dot{V} = \frac{\partial u}{\partial x} + \frac{\partial v}{\partial y} + \frac{\partial w}{\partial z} = \frac{\partial\left(-\frac{2x}{k}\right)}{\partial x} + \frac{\partial\left(\frac{y}{k}\right)}{\partial y} + \frac{\partial\left(\frac{z}{k}\right)}{\partial z} = -\frac{2}{k} + \frac{1}{k} + \frac{1}{k} = 0$$

所以, 流场是不可压缩流场。

(3) 将该速度场中的 u, v, w 代入涡量方程

$$\begin{aligned}\boldsymbol{\Omega} &= \nabla \times \mathbf{v} = \left(\frac{\partial}{\partial x}\mathbf{i} + \frac{\partial}{\partial y}\mathbf{j} + \frac{\partial}{\partial z}\mathbf{k}\right) \times (u\mathbf{i} + v\mathbf{j} + w\mathbf{k}) \\ &= \left(\frac{\partial w}{\partial y} - \frac{\partial v}{\partial z}\right)\mathbf{i} + \left(\frac{\partial u}{\partial z} - \frac{\partial w}{\partial x}\right)\mathbf{j} + \left(\frac{\partial v}{\partial x} - \frac{\partial u}{\partial y}\right)\mathbf{k} \\ &= (0-0)\mathbf{i} + (0-0)\mathbf{j} + (0-0)\mathbf{k} \\ &= 0\mathbf{i} + 0\mathbf{j} + 0\mathbf{k}\end{aligned}$$

所以, 该流场满足无旋流动条件, 该流场是无旋流场。

2-8 设有黏性流体经过一平板的表面, 靠近平板表面流体的速度场为 $\mathbf{v} = U \sin\left(\frac{\pi y}{2a}\right)\mathbf{i}$, 式中, U, a 为常数。试求平板表面流体的线变形速率和角变形速率。

解 根据流体的速度矢量可知, 流体沿 x, y, z 轴的速度分量分别为: $u = U \sin\left(\frac{\pi y}{2a}\right)$, $v = 0, w = 0$ 。因此, 线变形速率分别为

$$\dot{\epsilon}_{xx} = \frac{\partial u}{\partial x} \Big|_{y=0} = 0, \dot{\epsilon}_{yy} = \frac{\partial v}{\partial y} \Big|_{y=0} = 0, \dot{\epsilon}_{zz} = \frac{\partial w}{\partial z} \Big|_{y=0} = 0$$

角变形速率分别为

$$\begin{aligned}\dot{\gamma}_{xy} &= \frac{1}{2} \left(\frac{\partial v}{\partial x} + \frac{\partial u}{\partial y} \right) \Big|_{y=0} = \frac{1}{2} \left[0 + U \cos\left(\frac{\pi y}{2a}\right) \frac{\pi}{2a} \right] \Big|_{y=0} = \frac{\pi U}{4a} \\ \dot{\gamma}_{yz} &= \frac{1}{2} \left(\frac{\partial w}{\partial y} + \frac{\partial v}{\partial z} \right) \Big|_{y=0} = 0 \\ \dot{\gamma}_{zx} &= \frac{1}{2} \left(\frac{\partial u}{\partial z} + \frac{\partial w}{\partial x} \right) \Big|_{y=0} = 0\end{aligned}$$

2-9 圆形管道中牛顿流体层流运动的速度分布为 $u_z = 2u_m \left(1 - \frac{r^2}{R^2}\right)$, 式中, u_m 为管

内的平均流速; R 为管子内半径。

(1) 判断此流动是否为不可压缩流动; (2) 判断此流动是否为有旋流动; (3) 求此流动的流线、迹线和涡线方程。

解 在柱坐标下考虑。流场在柱坐标的三个坐标方向的速度分量分别为

$$u_r=0, u_\theta=0, u_z=2u_m\left(1-\frac{r^2}{R^2}\right)$$

(1) 将该流场的速度分量代入柱坐标下的连续性方程

$$\frac{1}{r} \frac{\partial(ru_r)}{\partial r} + \frac{1}{r} \frac{\partial u_\theta}{\partial \theta} + \frac{\partial u_z}{\partial z} = 0 + 0 + 0 = 0$$

流场满足连续性方程, 为不可压缩流动。

(2) 该流场在柱坐标下的涡量

$$\boldsymbol{\Omega} = \frac{1}{r} \begin{pmatrix} \mathbf{e}_r & r\mathbf{e}_\theta & \mathbf{e}_z \\ \frac{\partial}{\partial r} & \frac{\partial}{\partial \theta} & \frac{\partial}{\partial z} \\ u_r & ru_\theta & u_z \end{pmatrix} = \frac{1}{r} \begin{pmatrix} \mathbf{e}_r & r\mathbf{e}_\theta & \mathbf{e}_z \\ \frac{\partial}{\partial r} & \frac{\partial}{\partial \theta} & \frac{\partial}{\partial z} \\ 0 & 0 & u_z \end{pmatrix} = 0\mathbf{e}_r + \left(-\frac{\partial u_z}{\partial r}\right)\mathbf{e}_\theta + 0\mathbf{e}_z = \frac{4u_m r}{R^2}\mathbf{e}_\theta$$

由于涡量 $\boldsymbol{\Omega}$ 不为零, 该流场是有旋的。该流动为有旋流动。

(3) ① 柱坐标下流线方程为

$$\frac{dr}{u_r} = \frac{rd\theta}{u_\theta} = \frac{dz}{u_z} \Rightarrow \frac{dr}{0} = \frac{rd\theta}{0} = \frac{dz}{2u_m\left(1-\frac{r^2}{R^2}\right)}$$

独立方程有两个, 即

$$dr=0, \quad d\theta=0 \Rightarrow r=C_1, \quad \theta=C_2$$

表明流线上的 r 、 θ 为常数, 即每条流线上的点都具有相同的 r 、 θ , 流线为平行于 z 轴的直线。

② 柱坐标下迹线方程为

$$\frac{dr}{u_r} = \frac{rd\theta}{u_\theta} = \frac{dz}{u_z} = dt \Rightarrow \frac{dr}{0} = \frac{rd\theta}{0} = \frac{dz}{2u_m\left(1-\frac{r^2}{R^2}\right)} = dt \Rightarrow$$

$$dr=0, \quad d\theta=0, \quad dz=2u_m\left(1-\frac{r^2}{R^2}\right)dt \Rightarrow$$

$$r=C_1, \quad \theta=C_2, \quad z=2u_m\left(1-\frac{r^2}{R^2}\right)t+C_3$$

迹线方程为 r =常数、 θ =常数, z 随时间变化, 为沿 z 方向的平行直线。表明流体质点在随时间 t 沿 z 方向运动过程保持 r 、 θ 不变, 作平行于 z 轴方向的直线运动。

③ 柱坐标下涡线方程为

$$\frac{dr}{\Omega_r} = \frac{rd\theta}{\Omega_\theta} = \frac{dz}{\Omega_z} \Rightarrow \frac{dr}{0} = \frac{rd\theta}{\Omega_\theta} = \frac{dz}{0}$$

两个独立方程, 即

$$dr=0, \quad dz=0 \Rightarrow r=C_1, \quad z=C_2$$

涡线方程 r =常数, z =常数, 即每条涡线都在管道截面上 ($z=C_2$), 且是半径一定 ($r=C_1$) 的圆周线。

第3章 理想流体力学

3-1 截面为 $300\text{mm} \times 400\text{mm}$ 的矩形孔道, 风量为 $2700\text{m}^3/\text{h}$, 求其平均流速。如风道出口处截面收缩为 $150\text{mm} \times 400\text{mm}$, 求该处截面平均流速。

解 由题可知 $A_1 = 0.30\text{m} \times 0.40\text{m} = 0.12\text{m}^2$, $q_V = 2700\text{m}^3/\text{h}$, $A_2 = 0.15\text{m} \times 0.40\text{m} = 0.06\text{m}^2$, 则根据风量的定义 $q_V = \bar{V}_1 A_1$, 可得截面为 $300\text{mm} \times 400\text{mm}$ 矩形孔道内风的平均流速为

$$\bar{V}_1 = \frac{q_V}{A_1} = \frac{2700}{60 \times 60} = 6.25 (\text{m/s})$$

利用流体的连续性方程

$$\bar{V}_1 A_1 = \bar{V}_2 A_2$$

计算可得截面为 $150\text{mm} \times 400\text{mm}$ 矩形孔道内风的平均流速为

$$\bar{V}_2 = \bar{V}_1 \frac{A_1}{A_2} = 6.25 \times \frac{0.12}{0.06} = 12.50 (\text{m/s})$$

3-2 以 $0.5\text{m}^3/\text{s}$ 的流量向某一皮球冲注水, 试计算当皮球半径 $R = 0.5\text{m}$ 时半径增长速率 dR/dt 。

解法一 如图 3-1 所示。选取紧邻 $R = 0.5\text{m}$ 的球形固定体积空间为控制体 (图中虚线)。加注水以速度 V_1 从微小面积 A_1 进入控制体。皮球的膨胀速率 dR/dt 等于液体穿越球形控制体表面的速度 V_2 。各点的速度 V_2 均垂直于球形表面。对于固定的球形控制体, 液体的流动是定常的, 进入控制体的液体质量等于出控制体的液体质量, 即

$$\iint_{CS} \rho \mathbf{v} \cdot \mathbf{n} dA = -\rho V_1 A_1 + \rho V_2 A_2 = 0$$

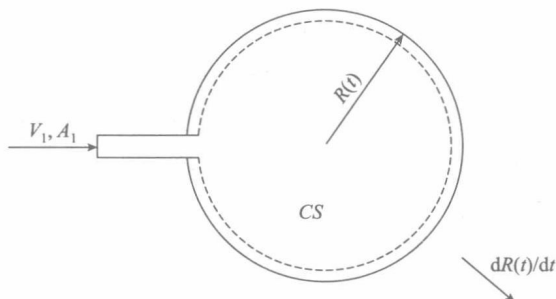


图 3-1 习题 3-2 图 (一)

即

$$V_2 = \frac{V_1 A_1}{A_2} = \frac{q_V}{4\pi R^2} = \frac{0.5}{4 \times \pi \times 0.5^2} = 0.16 (\text{m/s})$$

所以皮球的半径方向的增长速率

$$\frac{dR(t)}{dt} = V_2 = 0.16 \text{m/s}$$

解法二 如图 3-2 所示。选取膨胀的皮球为控制体，此时控制面是随时间变化的，属于控制面运动的控制体。对于此控制体，球形控制面上没有流体流出，只有注入管道有流体流入，流入的速度为 V_1 ，截面为 A_1 ，流量 $q_V = V_1 A_1$ 。根据连续性方程

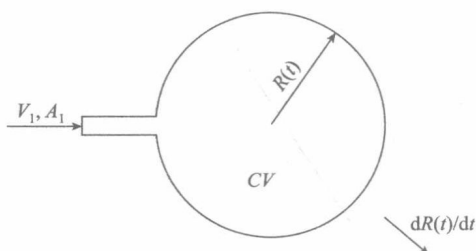


图 3-2 习题 3-2 图 (二)

$$\frac{\partial}{\partial t} \iiint_{CV} \rho dV + \iint_{CS} \rho \mathbf{v} \cdot \mathbf{n} dA = 0$$

由于流体为水，属于不可压缩流体，密度 ρ 等于常数，上式可写成

$$\frac{\partial}{\partial t} \iiint_{CV} dV + \iint_{CS} \mathbf{v} \cdot \mathbf{n} dA = 0$$

由于控制体的变化仅是时间的函数，且球形控制面上无液体流出，即液体速度与球形控制面的膨胀速度相同，此控制面上 $V_2 = 0$ ，上式可写成

$$\frac{dV}{dt} + (-V_1 A_1) = 0$$

将 V 的表达式代入上式得

$$\frac{d\left(\frac{4}{3}\pi R^3\right)}{dt} + (-V_1 A_1) = 0$$

进一步简化有

$$\frac{4\pi d(R^3)}{3 dt} - V_1 A_1 = 0$$

所以皮球的半径方向的增长速率

$$\frac{dR}{dt} = \frac{V_1 A_1}{4\pi R^2} = \frac{q_V}{4\pi R^2} = \frac{0.5}{4\pi \times 0.5^2} = 0.16 (\text{m/s})$$

3-3 如图 3-3 所示，某一盛装液体的圆柱形敞口容器，其内直径 $D_i = 2000 \text{mm}$ 。有一进口管和出口管。进口管内直径 $d_1 = 50 \text{mm}$ ，出口管内直径 $d_2 = 80 \text{mm}$ 。某一段时间，同时进液和出液，进液流速 0.6m/s ，出液流速 0.5m/s 。试确定容器中的液面上升速度。

解法一 取控制体的一个控制面刚好在液面的上方，但不与液面接触，如图 3-4 中虚线所示。此控制体的空间位置是固定的，但控制体内液体的质量是变化的。由于位于液面上方的控制面不与液体接触，液体通过此控制面的速度 $V_3 = 0$ ，液体穿越此控制面的质量流量为零。忽略控制体内液面上方的空气质量，控制体内的流体质量等于液体质量，并等于液体的体积与密度的

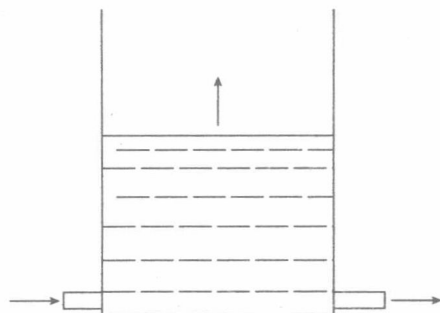


图 3-3 习题 3-3 图