

1、一内径为 300mm、厚为 10mm 的钢管表面包上一层厚为 20mm 的保温材料，钢材料及保温材料的导热系数分别为 $48 \text{ W/(m} \cdot \text{K)}$ 和 $0.1 \text{ W/(m} \cdot \text{K)}$ ，钢管内壁及保温层外壁温度分别为 220°C 及 40°C ，管长为 10m。试求该管壁的散热量。

解：已知 $d_1 = 300\text{mm}$ $d_2 = 300 + 2 \times 10 = 320\text{mm}$ $d_3 = 320 + 2 \times 20 = 360\text{mm}$ $l = 10\text{m}$

$$\lambda_1 = 48 \text{ W/(m} \cdot \text{K)} \quad \lambda_2 = 0.1 \text{ W/(m} \cdot \text{K)} \quad t_{w1} = 220^\circ\text{C} \quad t_{w2} = 40^\circ\text{C}$$

$$\begin{aligned} \Phi &= \frac{t_{w1} - t_{w2}}{\frac{1}{2\pi\lambda_1 l} \ln \frac{d_2}{d_1} + \frac{1}{2\pi\lambda_2 l} \ln \frac{d_3}{d_2}} \\ &= \frac{220 - 40}{\frac{1}{2\pi \times 48 \times 10} \ln \frac{320}{300} + \frac{1}{2\pi \times 0.1 \times 10} \ln \frac{360}{320}} \\ &= 9591.226 \text{ W} \end{aligned}$$

2、一块厚 20mm 的钢板，加热到 500°C 后置于 20°C 的空气中冷却。设冷却过程中钢板两侧面的平均表面传热系数为 $35 \text{ W/(m}^2 \cdot \text{K)}$ ，钢板的导热系数为 $45 \text{ W/(m}^2 \cdot \text{K)}$ ，若扩散率为 $1.375 \times 10^{-5} \text{ m}^2/\text{s}$ 。试确定使钢板冷却到空气相差 10°C 时所需的时间。

$$Bi = \frac{hA}{\delta} = 0.0078 < 0.1$$

解：由题意知

故可采用集总参数法处理。由平板两边对称受热，板内温度分布必以其中心对称，建立微分方程，引入过余温度，则得：

$$\begin{cases} \rho c v \frac{d\theta}{d\tau} + hA\theta = 0 \\ \theta(0) = t - t_\infty = \theta_0 \end{cases}$$

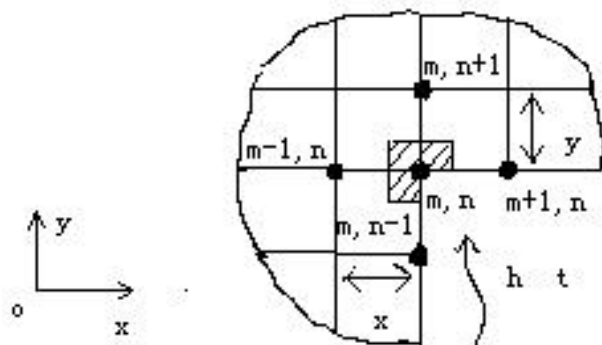
$$\text{解之得：} \frac{\theta}{\theta_0} = \exp\left(-\frac{hA}{\rho c v} \tau\right) = \exp\left(-\frac{h\lambda}{\rho c (V/A)} \tau\right) = \exp\left(-\frac{h\alpha}{\lambda\delta} \tau\right)$$

当 $\theta = 10^\circ\text{C}$ 时，将数据代入得， $\tau = 3633\text{s}$

3、如图所示的二维、含有内热源、常物性的稳态导热问题，试导

出内角顶节点 O (m,n) 的离散方程式。且 $\Delta x = \Delta y$ 时，解出内角

顶节点 O (m,n) 的温度分布 $t_{m,n}$ (8 分)



解：

$$\lambda \Delta y \frac{t_{m-1,n} - t_{m,n}}{\Delta x} + \lambda \Delta x \frac{t_{m,n+1} - t_{m,n}}{\Delta y} + \lambda \frac{\Delta y}{2} \frac{t_{m+1,n} - t_{m,n}}{\Delta x} + \lambda \frac{\Delta x}{2} \frac{t_{m,n-1} - t_{m,n}}{\Delta y} + \frac{3}{4} \Delta x \Delta y \dot{\Phi}_{m,n} + \left(\frac{\Delta x}{2} + \frac{\Delta y}{2} \right) h (t_f - t_{m,n}) = 0 \dots (6 \text{分})$$

当 $\Delta x = \Delta y$ 时，

$$2 \left(\frac{h \Delta x}{\lambda} + 3 \right) t_{m,n} = 2(t_{m-1,n} + t_{m,n+1}) + t_{m+1,n} + t_{m,n-1} + \frac{3 \Delta x^2 \dot{\Phi}_{m,n}}{2 \lambda} + \frac{2 h \Delta x}{\lambda} t_f \dots (2 \text{分})$$

4、压缩空气在中间冷却器的管外横掠流过， $\alpha_0 = 90 \text{ W}/(\text{m}^2 \cdot \text{k})$ ，冷却水在管内流过 $\alpha_1 = 6000 \text{ W}/(\text{m}^2 \cdot \text{k})$ 。冷却管是外径为 16mm，厚 1.5mm 的黄铜管。求：

- 1) 此时的传热系数；
- 2) 若管外表面传热系数增加一倍，传热系数有何变化；
- 3) 若管内表面传热系数增加一倍，传热系数又作何变化。

解：) 对于管外表面积的传热系数为

$$K = \frac{1}{\frac{1}{6000} \times \frac{16}{13} + \frac{0.016}{2 \times 111} \ln \frac{16}{13} + \frac{1}{90}} = 88.5 W / (m^2 \cdot K)$$

2) 略计算壁热阻, 传热系数为

$$K = \frac{1}{0.000205 + \frac{1}{180}} = 174 W / (m^2 \cdot K)$$

传热系数增加了 96%

$$3) \quad K = \frac{1}{\frac{1}{12000} \times \frac{16}{13} \times 0.0111} = 89.2 W / (m^2 \cdot K)$$

传热系数增加还不到 1%

∴ 抓住分热阻最大的那个环节进行强化, 才能收到显著效果。

5-已知: 20℃ 的水以 2m/s 的流速平行地流过一块平板, 边界层内的流速为三次多项式分布。

求: 计算离开平板前缘 10cm 及 20cm 处的流动边界层厚度及两截面上边界层内流体的质量流量 (以垂直于流动方向的单位宽度计)。

解: 20℃ 的水 $\nu = 1.006 \times 10^{-6} m^2 / s$ $u = 2 m / s$

$$(1) x=10cm=0.1m \quad Re_x = \frac{u_\infty x}{\nu} = \frac{2 \times 0.01}{1.00 \times 10^{-6}} = 19880.72 \quad \text{小于过渡雷诺}$$

数 Re_x . 按 (5-22)

$$\delta = 4.64 \sqrt{\frac{\nu x}{u_\infty}} = 4.64 \sqrt{\frac{1.006 \times 10^{-6} \times 0.1}{2}} = 1.0406 \times 10^{-3} m$$

$$\frac{u_y}{u_\infty} = \frac{3}{2} \times \frac{y}{\delta} - \frac{1}{2} \times \left(\frac{y}{\delta}\right)^3$$

设

$$m = \int_0^\delta \rho u d_y = \int_0^\delta \rho \frac{u}{u_\infty} u d_y = \rho u_\infty \int_0^\delta \frac{u}{u_\infty} d_y = \rho u_\infty \int_0^\delta \left[\frac{3}{2} \times \frac{y}{\delta} - \frac{1}{2} \times \left(\frac{y}{\delta}\right)^3 \right] d_y$$

$$= \rho u_{\infty} \left[\frac{3}{4} \times \frac{y^2}{\delta} - \frac{1}{8} \left(\frac{y^4}{\delta^3} \right) \right]_0^{\delta} = \rho u_{\infty} \left[\frac{3\delta}{4} - \frac{\delta}{8} \right] = 998.2 \times 2 \times \frac{5}{8} \delta = 1.298 \text{ kg/m}^2$$

$$(2) \quad x=20\text{cm}=0.2\text{m} \quad \text{Re}_x = \frac{2 \times 0.02}{1.006 \times 10^{-6}} = 39761.43 \quad (\text{为层流})$$

$$\delta = 4.64 \sqrt{\frac{\nu x}{u_{\infty}}} = 4.64 \sqrt{\frac{1.006 \times 10^{-6} \times 0.02}{2}} = 1.47 \times 10^{-3} \text{ m}$$

$$m = \int_0^{\delta} \rho u_x dy = 998.2 \times 2 \times \frac{5}{8} \delta = 1.834 \text{ kg/m}^2$$

6、水流过长为 10m 的直管，入口温度为 20℃，出口温度为 40℃，管内径 d=20mm，水在管内流速为 2m/s，求对流换热系数和平均管壁温度。

已知：30℃ 水的物性为 $\lambda = 0.618 \text{ W/(m} \cdot \text{K)}$ ， $\nu = 0.805 \times 10^{-6} \text{ m}^2/\text{s}$ ， $\text{Pr} = 5.42$ ， $\rho = 995.7 \text{ kg/m}^3$ ， $c_p = 4.17 \text{ kJ/(kg} \cdot \text{K)}$ 。管内紊流强制对流换热关联式为

$$Nu = 0.023 \text{Re}^{0.8} \text{Pr}^{0.4}。$$

解：定性温度 $t_f = (20 + 40)/2 = 30 \text{ }^{\circ}\text{C}$

$$Nu = 0.023 \text{Re}^{0.8} \text{Pr}^{0.4} = 0.023 \times \left(\frac{ud}{\nu} \right)^{0.8} \text{Pr}^{0.4} \\ = 0.023 \times \left(\frac{2 \times 0.02}{0.805 \times 10^{-6}} \right)^{0.8} \times 5.42^{0.4} = 258.43$$

$$h = \frac{\lambda Nu}{d} = \frac{0.618 \times 258.43}{0.02} = 7985.4 \text{ (W/m}^2 \cdot \text{K)}$$

由热量平衡得：

$$q_m c_p (t_1'' - t_1') = h \pi d l \Delta t$$

$$\Delta t = \frac{q_m c_p (t_1'' - t_1')}{h \pi d l} = \frac{\pi d^2 \rho u}{4} \cdot \frac{c_p (t_1'' - t_1')}{h \pi d l} \\ \text{则：} \quad = \frac{du \rho c_p (t_1'' - t_1')}{4 h l} = \frac{0.02 \times 2 \times 995.7 \times 4170}{4 \times 7985.4 \times 10} = 10.4$$

设管壁平均温度为 t ，则：

$$\Delta t = \frac{(t - 20) - (t - 40)}{\ln\left(\frac{t - 20}{t - 40}\right)} = 10.4$$

解得： $t = 43.4 \text{ }^{\circ}\text{C}$

7、试确定一个电功率为 100W 的电灯泡发光效率。假设该灯泡的钨丝可看成是 2900K 的黑

体，其几何形状为 $2mm \times 5mm$ 的矩形薄片。

$$E_b = C_0 \left(\frac{T}{100} \right)^4$$

解：

可见光的波长范围 $0.38 \sim 0.76 \mu m$

$$\text{则 } \lambda_1 T = 1102 \mu m.K; \lambda_2 T = 2204 \mu m.K$$

由表可近似取 $F_{b(0-0.38)} = 0.092; F_{b(0-0.76)} = 10.19$

$$\Delta E = C_0 \left(\frac{T}{100} \right)^4 \times (10.19 - 0.094)\%$$

在可见光范围内的能量为

$$\eta = \frac{\Delta E}{E} = 10.09\%$$

发光效率

8、有一圆柱体，如图 2 所示，表面 1 温度 $T_1 = 550K$ ，发射率 $\varepsilon_1 = 0.8$ ，表面 2 温度 $T_2 = 275K$ ，发射率 $\varepsilon_2 = 0.4$ ，圆柱面 3 为绝热表面，角系数 $X_{3,1} = 0.308$ 。求：（1）表面 1 的净辐射损失；（2）绝热面 3 的温度。

解：

(1)

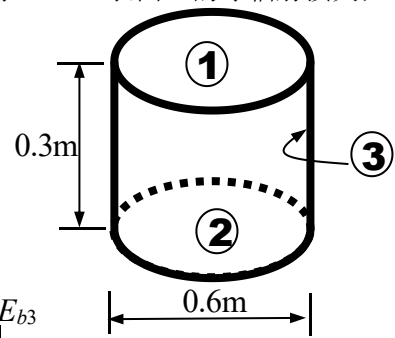
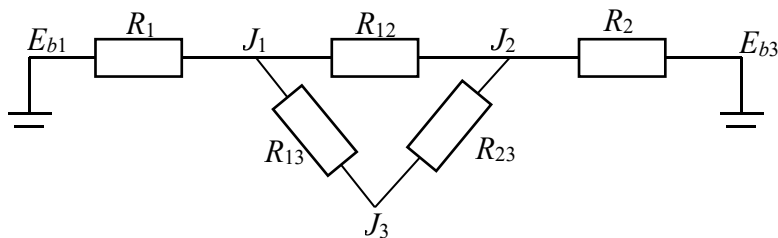


图 2

$$A_1 = A_2 = \pi \times 0.3^2 = 0.09\pi, \quad A_3 = \pi \times 0.6 \times 0.3 = 0.18\pi$$

$$X_{1,3} = \frac{A_3}{A_1} X_{3,1} = \frac{0.18\pi}{0.09\pi} \times 0.308 = 0.616, \quad X_{1,2} = 1 - 0.616 = 0.384$$

$$R_1 = \frac{1 - 0.8}{0.8 \times 0.09\pi} = \frac{1}{0.36\pi}, \quad R_2 = \frac{1 - 0.4}{0.4 \times 0.09\pi} = \frac{1}{0.06\pi}$$

$$R_{12} = \frac{1}{A_1 X_{12}} = \frac{1}{0.09\pi \times 0.384} = \frac{28.9}{\pi}, \quad R_{13} = R_{23} = \frac{1}{0.09\pi \times 0.616} = \frac{18.0}{\pi}$$

$$(R_{13} + R_{23}) / R_{12} = \frac{1}{\frac{\pi}{28.9} + \frac{\pi}{18.0 \times 2}} = \frac{16.0}{\pi}$$

$$\Phi_1 = \frac{5.67 \times (5.5^4 - 2.75^4) \pi}{\frac{1}{0.36} + \frac{1}{0.06} + 16.0} = 4.31 \times 10^2 \text{ (W)} \dots\dots\dots$$

$$(2) \quad J_1 = E_{b1} - \Phi_1 \cdot R_1 = 5.67 \times 5.5^4 - 4.31 \times 10^2 \times \frac{1}{0.36\pi} = 4.81 \times 10^3 \text{ (W/m}^2\text{)}$$

$$J_2 = E_{b2} + \Phi_1 \cdot R_2 = 5.67 \times 2.75^4 + 4.31 \times 10^2 \times \frac{1}{0.06\pi} = 2.61 \times 10^3 \text{ (W/m}^2\text{)}$$

$$J_3 = \frac{1}{2}(J_1 + J_2) = \frac{1}{2}(4.81 \times 10^3 + 2.61 \times 10^3) = 3.71 \times 10^3 \text{ (W/m}^2\text{)}$$

$$J_3 = E_{b3} \quad \therefore \quad T_3 = \sqrt[4]{\frac{J_3}{\sigma}} = \sqrt[4]{\frac{3.71 \times 10^3}{5.67 \times 10^{-8}}} = 506 \text{ (K)} \dots\dots\dots$$

9、一台逆流式换热器用水来冷却润滑油。流量为 2.5kg /s 的冷却水在管内流动，其进出口温度分别为 15 ℃ 和 60 ℃，比热为 4174J/(kg · k)；热油进出口温度分别为 110 和 70，比热为 2190 J/(kg · k)。传热系数为 400W (m² · k)。试计算所需的传热面积。

已知： $q_{m2} = 2.5 \text{ kg/s}$ $t'_1 = 100^\circ\text{C}$ $t_1'' = 70^\circ\text{C}$ $t_2' = 15^\circ\text{C}$ $t_2'' = 60^\circ\text{C}$

$$c_1 = 2190 \text{ J/(kg} \cdot \text{k)} \quad c_2 = 4174 \text{ J/(kg} \cdot \text{k)} \quad k = 400 \text{ W/(m}^2 \cdot \text{K)}$$

- 计算平均温差 Δt_m

$$\Delta t_m = \frac{\Delta t_{\max} - \Delta t_{\min}}{\ln \frac{\Delta t_{\max}}{\Delta t_{\min}}} = \frac{(t_1'' - t_2') - (t_1' - t_2'')}{\ln \frac{t_1'' - t_2'}{t_1' - t_2''}} = \frac{(70 - 15) - (110 - 60)}{\ln \frac{70 - 50}{110 - 60}} = 52.46^\circ\text{C}$$

(2) 计算水所吸收的热量

$$\Phi = q_{m2} c_2 (t_2'' - t_2') = 2.5 \times 4174 \times (60 - 15) = 469575 \text{ W}$$

(3) 计算传热面积

由 $\Phi = k F \Delta t_m$ 得

$$F = \Phi / k \Delta t_m = 469575 / (400 \times 52.46) = 22.38 \text{ m}^2$$

10、在一台逆流式水—水换热器中， $t_1' = 87.5^\circ\text{C}$ ，流量为每小时 9000kg， $t_2' = 32^\circ\text{C}$ ，流量为每小时 13 500kg，总传热系数 $k = 1740\text{W}/(\text{m}^2 \cdot \text{K})$ ，传热面积 $A = 3.75\text{m}^2$ ，试确定热水的出口温度。

解：设冷、热水平均温度分别为 40°C 和 75°C ，则可查得：

$$c_{p1} = 4191\text{J}/\text{kg} \cdot \text{K} \quad c_{p2} = 4174\text{J}/\text{kg} \cdot \text{K}$$

$$B = \frac{(q_m c)_1}{(q_m c)_2} = \frac{9000 \times 4191}{13500 \times 4174} = 0.6694$$

$$NTU = \frac{kA}{(q_m c)_{\min}} = \frac{1740 \times 3.75}{9000 \times 4191/3600} = 0.623$$

由 $\varepsilon - NTU$ 法，逆流换热器的效能为：

$$\varepsilon = \frac{1 - \exp\{(-NTU)[1 - B]\}}{1 - B \exp\{(-NTU)[1 - B]\}} = 0.409$$

$$\begin{aligned} \text{又} \quad \varepsilon &= \frac{t_1' - t_1''}{t_1' - t_2'} \Rightarrow t_1'' = t_1' - \varepsilon(t_1' - t_2') = 87.5 - 0.409 \times (87.5 - 32) \\ &= 64.8^\circ\text{C} \end{aligned}$$

平均温度验算：

$$t_{1m} = (t_1' + t_1'')/2 = (87.5 + 64.8)/2 = 76.15$$

$$\frac{\Delta t_1}{\Delta t_2} = \frac{(q_m c)_1}{(q_m c)_2} = B \Rightarrow \Delta t_2 = 0.6694 \times (87.5 - 64.8) = 15.20^\circ\text{C}$$

$$t_{2m} = t_2' + \Delta t_2/2 = 19.60$$

冷热流体平均温度与设定相差很小，计算结果有效。