

FIGURA 2–49 Esquema para o Exemplo 2–14.

Equação diferencial:

$$\frac{d}{dr}\left(r\frac{dT}{dr}\right) = 0$$

Integrando:

$$r\frac{dT}{dr} = C_1$$

Dividindo por  $r (r \neq 0)$ :

$$\frac{dT}{dr} = \frac{C_1}{r}$$

Integrando novamente:

$$T(r) = C_1 \ln r + C_2$$

que é a solução geral.

FIGURA 2–50 Passos básicos envolvidos na solução da equação de condução de calor unidimensional permanente em coordenadas cilíndricas.

## EXEMPLO 2-14 Perda de calor em uma tubulação de vapor

Considere uma tubulação de comprimento  $L=20~\rm m$ , raio interno  $r_1=6~\rm cm$ , raio externo  $r_2=8~\rm cm$  e condutividade térmica  $k=20~\rm W/m\cdot k$ , como mostrado na Fig. 2–49. As superfícies interna e externa da tubulação são mantidas a temperaturas médias  $T_1=150~\rm ^{\circ}C$  e  $T_2=60~\rm ^{\circ}C$ , respectivamente. Obtenha a relação geral para a distribuição de temperatura no interior da tubulação sob condições permanentes e determine a taxa de perda de calor do vapor pelo tubo.

**SOLUÇÃO** Uma tubulação de vapor está sujeita a temperaturas especificadas em suas superfícies. Determinar a variação de temperatura e a taxa de transferência de calor.

**Suposições** 1 A transferência de calor é permanente, não varia com o tempo. 2 A transferência de calor é unidimensional. Há simetria térmica em relação ao eixo central e não há variação na direção axial. Logo, T = T(r). 3 A condutividade térmica é constante. 4 Não há geração de calor.

**Propriedades** A condutividade térmica é  $k = 20 \text{ W/m} \cdot \text{K}$ .

Análise A formulação matemática para o problema pode ser expressa como

$$\frac{d}{dr}\left(r\frac{dT}{dr}\right) = 0$$

com as seguintes condições de contorno

$$T(r_1) = T_1 = 150 \,^{\circ}\text{C}$$
  
 $T(r_2) = T_2 = 60 \,^{\circ}\text{C}$ 

Integrando a equação diferencial em função de r, temos

$$r\frac{dT}{dr} = C_1$$

onde  $C_1$  é a constante arbitrária. Agora dividimos ambos os lados da equação por r para colocá-la em uma forma prontamente integrável

$$\frac{dT}{dr} = \frac{C_1}{r}$$

Integrando novamente em função de r, temos (Fig. 2-50)

$$T(r) = C_1 \ln r + C_2 \tag{a}$$

Aplicando agora ambas as condições de contorno, substituindo todas as ocorrências de r e T(r) na Eq. (a) pelos valores especificados nas fronteiras, obtemos

$$T(r_1) = T_1 \rightarrow C_1 \ln r_1 + C_2 = T_1$$
  
 $T(r_2) = T_2 \rightarrow C_1 \ln r_2 + C_2 = T_2$ 

que formam um sistema com duas equações e duas incógnitas,  $C_1$  e  $C_2$ . Resolvendo o sistema, obtemos

$$C_1 = \frac{T_2 - T_1}{\ln(r_2/r_1)}$$
 e  $C_2 = T_1 - \frac{T_2 - T_1}{\ln(r_2/r_1)} \ln r_1$ 

Substituindo na Eq. (a) e reordenando seus termos, temos que a variação de temperatura no tubo é

$$T(r) = \frac{\ln(r/r_1)}{\ln(r_2/r_1)} (T_2 - T_1) + T_1$$
 (2-58)

A taxa de perda de calor do vapor é simplesmente a taxa total de condução de calor pela tubulação, determinada pela lei de Fourier

$$\dot{Q}_{\text{cilindro}} = -kA \frac{dT}{dr} = -k(2\pi rL) \frac{C_1}{r} = -2\pi kLC_1 = 2\pi kL \frac{T_1 - T_2}{\ln(r_2/r_1)}$$
 (2-59)

O valor numérico da taxa de condução de calor pela tubulação é calculado substituindo os valores dados

$$\dot{Q} = 2\pi (20 \text{ W/m} \cdot \text{K})(20 \text{ m}) \frac{(150 - 60)^{\circ}\text{C}}{\ln(0.08/0.06)} = 786 \text{ kW}$$

**Discussão** Note que a taxa total de transferência de calor através da tubulação é constante, mas o fluxo de calor  $\dot{q}=Q/(2\pi rL)$  não, pois ele varia na direção da transferência de calor e diminui com o aumento do raio.