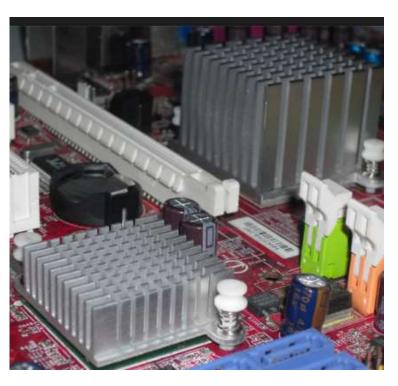
UNIVERSIDADE FEDERAL DE SANTA CATARINA Campus Araranguá - ARA Departamento de Energia e Sustentabilidade

SUPERFÍCIES ESTENDIDAS (ALETAS)

Aletas

Intensificar a transferência de calor através do aumento da área de troca.



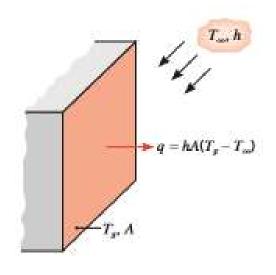






Aletas

Considere a situação:



Para intensificar a troca de calor, podemos:

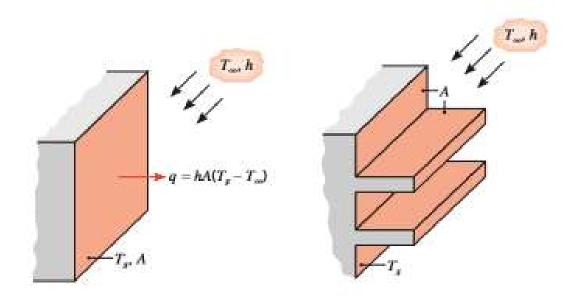
• aumentar h (adotar um ventilador maior)

Porém, é comum o limite máximo de h esbarrar em alguma restrição de projeto (custo, ruído...), sendo insuficiente para atender a troca de calor requerida.

reduzir T_∞ (geralmente impraticável)

Aletas

Considere a situação:

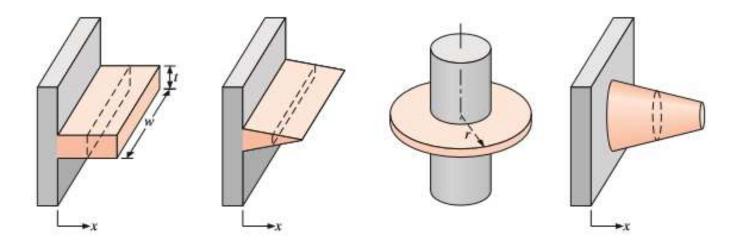


Podemos aumentar a área de troca, A, através de **aletas** que se estendam da parede para o fluido adjacente.

A condutividade térmica da aleta, k, é um parâmetro muito importante (Ideal: $k \rightarrow \infty$)

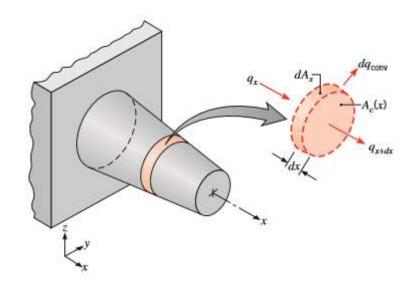
Configurações de Aletas

- Planas: fixada a uma parede plana
 - Seção constante
 - Seção variável
- Anular: fixada circunferencialmente a um cilindro



Para determinarmos o quanto uma aleta (ou conjunto de aletas) melhora a transferência de calor em um dispositivo, devemos obter a distribuição de temperatura ao longo da aleta.

Para tanto, aplicamos um balanço de energia em um elemento infinitesimal:

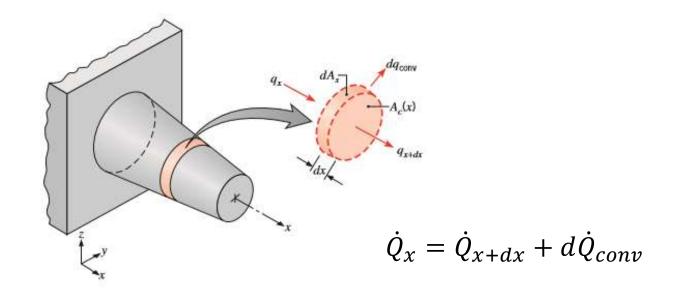


Balanço de energia

$$\dot{Q}_x = \dot{Q}_{x+d} + d\dot{Q}_{conv}$$

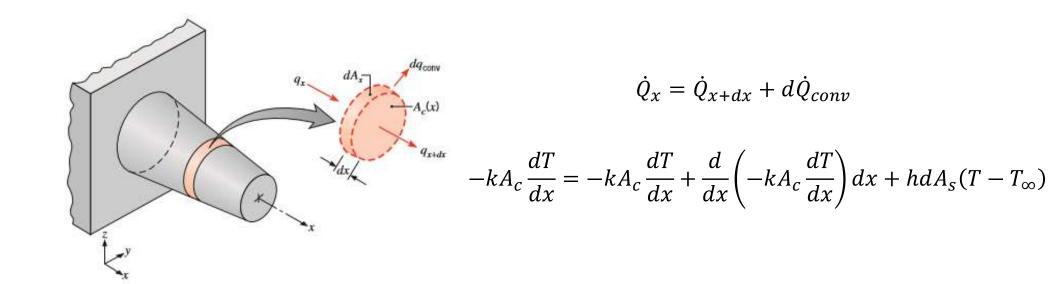
Hipóteses:

- T = T(x)
- Regime permanente
- k constante
- Radiação desprezível
- Sem geração
- h uniforme

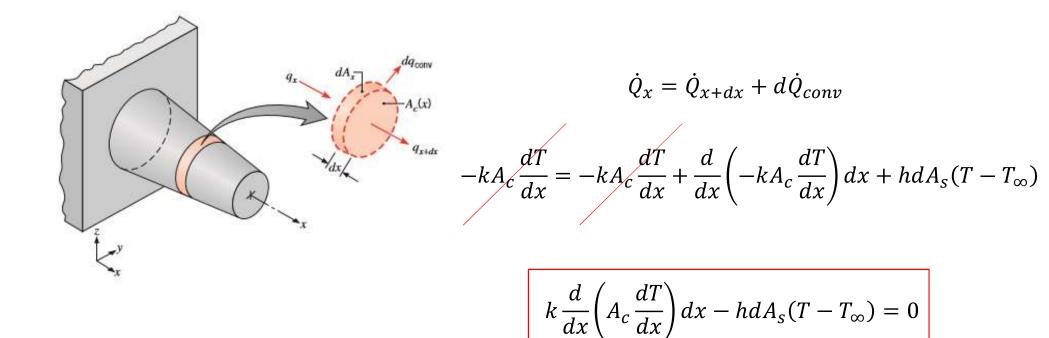


$$\dot{Q}_x = -kA_c \frac{dT}{dx} \qquad \dot{Q}_{x+dx} = -kA_c \frac{dT}{dx} + \frac{d}{dx} \left(-kA_c \frac{dT}{dx} \right) dx \qquad d\dot{Q}_{conv} = hdA_s (T - T_\infty)$$

Substituindo os termos no balanço de energia:

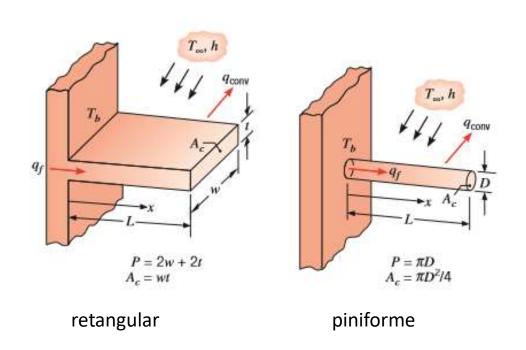


Substituindo os termos no balanço de energia:



Equação geral para aleta com área constante ou variável.

Assumindo aleta de área de seção transversal constante:



$$k\frac{d}{dx}\left(A_c\frac{dT}{dx}\right)dx - hdA_s(T - T_\infty) = 0$$

$$dA_s = Pdx$$
 $A_c = A = constante$

$$\frac{d^2T}{dx^2} - \frac{hP}{kA}(T - T_{\infty}) = 0$$

Para simplificar a equação, impomos uma mudança de variável (θ = excesso de temperatura):

$$\theta = T - T_{\infty} \longrightarrow \frac{d\theta}{dT} = 1 \longrightarrow d\theta = dT \longrightarrow \frac{d\theta}{dx} = \frac{dT}{dx}$$

e fazendo:

$$m^2 = \frac{hP}{kA}$$

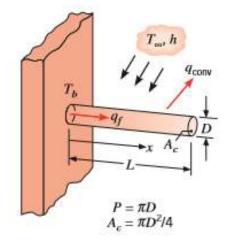
temos:

$$\frac{d^2T}{dx^2} - \frac{hP}{kA}(T - T_{\infty}) = 0$$
Se transforma em
$$\frac{d^2\theta}{dx^2} - m^2\theta = 0$$

$$\frac{d^2\theta}{dx^2} - m^2\theta = 0$$

A solução geral da EDO $\frac{d^2\theta}{dx^2} - m^2\theta = 0$ é:

$$\theta(x) = C_1 e^{mx} + C_2 e^{-mx}$$



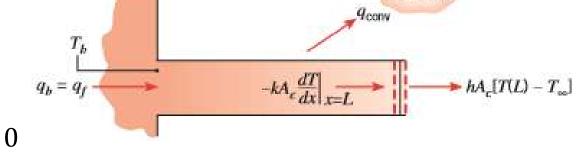
onde C₁ e C₂ são determinadas através das condições de contorno.

<u>CC1</u>: Na base da aleta, $T(x=0)=T_b$, ou seja: $\theta(0)=T_b-T_\infty=\theta_b$

$$\theta(0) = T_b - T_\infty = \theta_b$$

CC2: Na extremidade da aleta há 4 situações físicas possíveis:

A) Convecção:
$$h\theta(L) = -k \frac{d\theta}{dx}\Big|_{x=L}$$

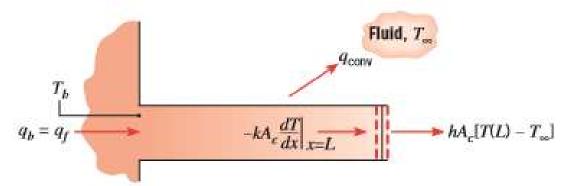


B) Adiabática (isolada):
$$k \frac{d\theta}{dx}\Big|_{x=L} = 0$$

C) Temperatura prescrita: $\theta(L) = \theta_L$

D) Aleta infinita: $\theta(L) = 0$

A) Convecção: $h\theta(L) = -k \frac{d\theta}{dx} \Big|_{x=L}$



B) Adiabática (isolada):
$$k \frac{d\theta}{dx} \Big|_{x=L} = 0$$

C) Temperatura prescrita: $\theta(L) = \theta_L$

D) Aleta infinita: $\theta(L) = 0$

Combinando as condições de contorno com a equação geral: $\theta(x) = C_1 e^{mx} + C_2 e^{-mx}$

$$\theta(0) = \theta_b \qquad \qquad \theta_b = C_1 + C_2$$

$$h\theta(L) = -k \frac{d\theta}{dx} \bigg|_{x=L} \longrightarrow h(C_1 e^{mL} + C_2 e^{-mL}) = km(C_2 e^{-mL} - C_1 e^{mL})$$

Combinando as condições de contorno com a equação geral: $\theta(x) = C_1 e^{mx} + C_2 e^{-mx}$

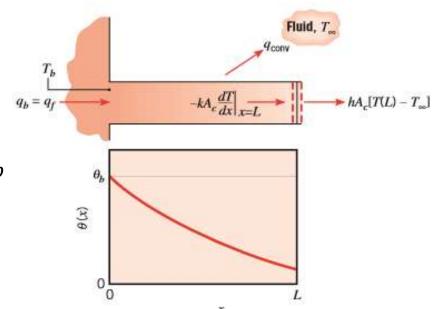
$$\theta(0) = \theta_b \qquad \qquad \theta_b = C_1 + C_2$$

$$h\theta(L) = -k \frac{d\theta}{dx} \Big|_{x=L}$$
 $h(C_1 e^{mL} + C_2 e^{-m}) = km(C_2 e^{-mL} - C_1 e^{mL})$

$$\frac{\theta(x)}{\theta_b} = \frac{\cosh m(L-x) + (h/km)\sinh m(L-x)}{\cosh mL + (h/km)\sinh mL}$$

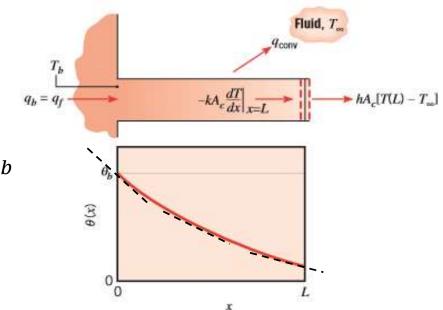
A distribuição de temperatura tem a forma:

$$\theta(x) = \frac{\cosh m(L-x) + (h/km)\sinh m(L-x)}{\cosh mL + (h/km)\sinh mL}\theta_b$$



A distribuição de temperatura tem a forma:

$$\theta(x) = \frac{\cosh m(L-x) + (h/km)\sinh m(L-x)}{\cosh mL + (h/km)\sinh mL}\theta_b$$



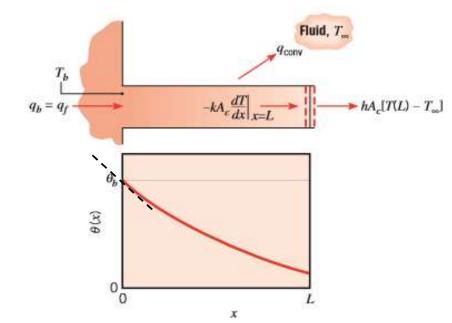
Note que a derivada diminui ao longo do comprimento da aleta.

Para calcular a taxa de transferência de calor na aleta, podemos aplicar a Lei de

Fourier em sua base:

$$\dot{Q}_a = \dot{Q}_b = -kA \frac{dT}{dx} \bigg|_{x=0} = -kA \frac{d\theta}{dx} \bigg|_{x=0}$$

$$\dot{Q}_a = \sqrt{hPkA}\theta_b \frac{\sinh mL + (h/km)\cosh mL}{\cosh mL + (h/km)\sinh mL}$$



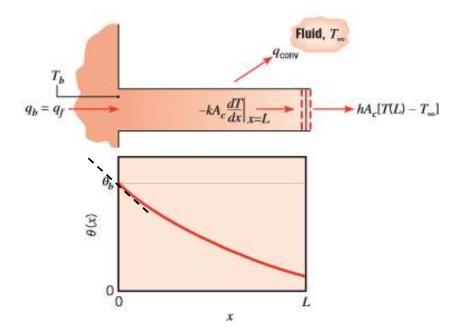
Para calcular a taxa de transferência de calor na aleta, podemos aplicar a Lei de

Fourier em sua base:

$$\dot{Q}_a = \dot{Q}_b = -kA \frac{dT}{dx} \bigg|_{x=0} = -kA \frac{d\theta}{dx} \bigg|_{x=0}$$

$$\dot{Q}_a = \sqrt{hPkA}\theta_b \frac{\sinh mL + (h/km)\cosh mL}{\cosh mL + (h/km)\sinh mL}$$

M



| Case | Tip Condition $(x = L)$ | Temperature Distribution θ/θ_b | | Fin Heat Transfer Rate | q |
|------|--|---|--------|---|--------------|
| A | Convection heat transfer: $h\theta(L) = -kd\theta/dx _{x=L}$ | $\frac{\cosh m(L-x) + (h/mk)\sinh m(L-x)}{\cosh mL + (h/mk)\sinh mL}$ | | $M \frac{\sinh mL + (h/mk)\cosh mL}{\cosh mL + (h/mk)\sinh mL}$ | |
| | $ho(L) = -\kappa a o / a x_{ x=L}$ | | (3.75) | | (3.77) |
| В | Adiabatic: $d\theta/dx _{x=L} = 0$ | $\frac{\cosh m(L-x)}{\cosh mL}$ | | M 	anh mL | |
| | IX-L | cosiimz | (3.80) | | (3.81) |
| С | Prescribed temperature: | | | | |
| | $\theta(L) = \theta_L$ | $(\theta_L/\theta_b) \sinh mx + \sinh m(L - \theta_b)$ | - x) | $(\cosh mL - \theta_L)$ | (θ_b) |
| | | $\sinh mL$ | | $M\frac{(\cosh mL - \theta_L)}{\sinh mL}$ | |
| | | | (3.82) | | (3.83) |
| D | Infinite fin $(L \to \infty)$: | | | | |
| | $\theta(L) = 0$ | e^{-mx} | (3.84) | M | (3.85) |

- 3.106) Um longo bastão circular de alumínio tem uma de suas extremidades fixa a uma parede quente e transfere calor por conveção para um fluido frio.
- (a) Se o diâmetro do bastão for triplicado, qual é o aumento percentual da taxa de remoção de calor pelo bastão?
- (b) Se um bastão de cobre com o mesmo diâmetro for usado em lugar do bastão de alumínio, qual é o aumento percentual da taxa da remoção de calor pelo bastão?

Um bastão muito longo com 5 mm de diâmetro possui uma de suas extremidades mantida a 100 °C. A superfície do bastão está exposta ao ar ambiente a 25 °C, onde há um coeficiente de transferência de calor por convecção de 100 W/m².K.

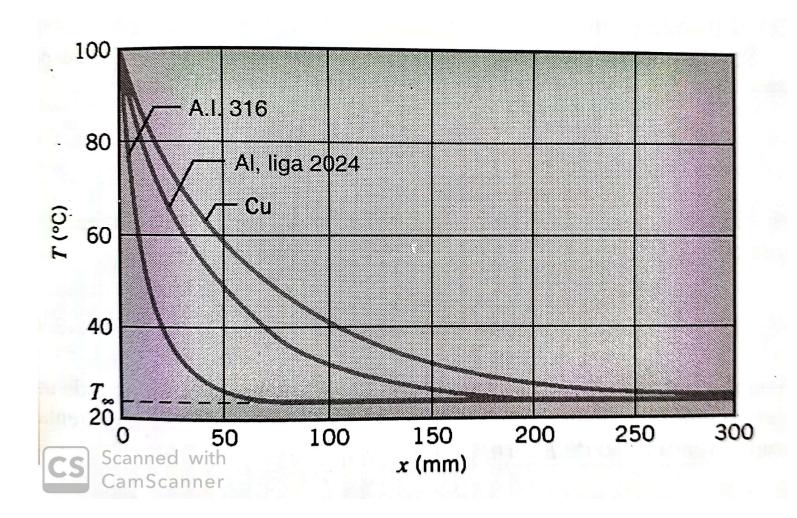
- (a) Determine a distribuição de temperatura e a perda de calor em bastões de cobre, liga de alumínio e aço inoxidável.
- (b) Quais devem ser os comprimentos dos bastões para que possam ser considerados infinitos?

Condutividade térmica dos materiais envolvidos @ 65 °C

• Cobre: 398 W/m.K

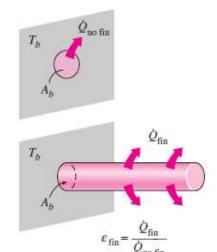
• Liga Al: 180 W/m.K

Aço inox: 14 W/m.K



Uma medida de desempenho da aleta é a **efetividade**, ε_a .

$$\varepsilon_a = \frac{\dot{Q}_a}{\dot{Q}_{base}} = \frac{\dot{Q}_a}{hA_{base}\theta_b} \qquad \qquad \text{Taxa de transferência de calor da aleta}$$
 Taxa de transferência de calor sem aleta



Para aleta de seção uniforme e aproximação de comprimento infinito:

$$\varepsilon_a = \frac{kP}{hA_{base}}$$

A efetividade aumenta com:

- Maior k
- Maior P/A_{base}
- Menor h

Valor típico:

$$\varepsilon_a \ge 2$$

Outra medida de desempenho da aleta é a **eficiência**, η_a .

$$\eta_a = \frac{\dot{Q}_a}{\dot{Q}_{max}} = \frac{\dot{Q}_a}{hA_s\theta_b} \xrightarrow{\text{Taxa de transferência de calor da aleta}} \text{Taxa de transferência de calor ideal da aleta}$$

Outra medida de desempenho da aleta é a **eficiência**, η_a .

$$\eta_a = \frac{\dot{Q}_a}{\dot{Q}_{max}} = \frac{\dot{Q}_a}{hA_s\theta_b}$$

Taxa de transferência de calor da aleta

Taxa de transferência de calor ideal da aleta

Para uma aleta de seção reta constante e com extremidade adiabática (caso B):

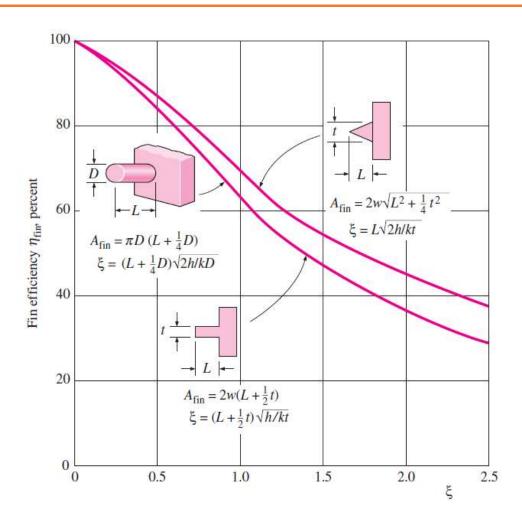
$$\eta_a = \frac{\dot{Q}_a}{hA_s\theta_b} = \frac{M \tanh mL}{hPL\theta_b} = \frac{\tanh mL}{mL}$$

$$\eta_a \to 0 \ quando \ L \to \infty$$

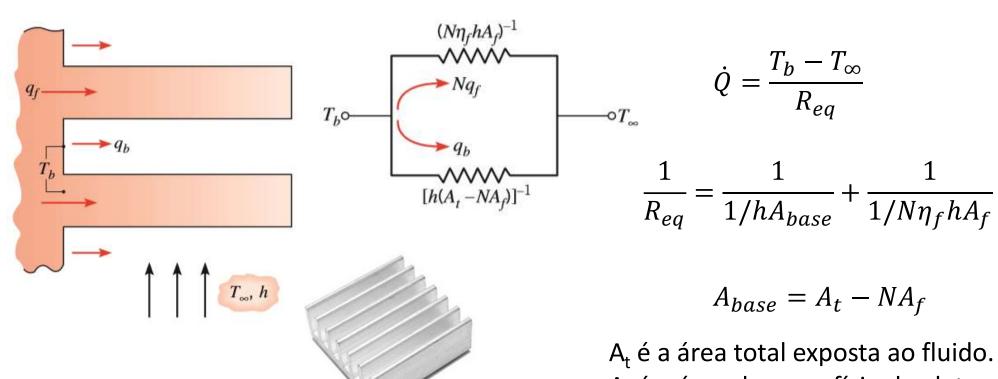
$$\eta_a \to 1 \ quando \ L \to 0$$

Para extremidade com convecção (caso A):

$$\eta_a = \frac{\tanh mL_c}{mL_c} \qquad L_c = L + A_c/P$$



Associando o conceito de eficiência da aleta com resistência térmica, podemos avaliar a troca de calor de uma superfície aletada:



A_f é a área de superfície da aleta.

Exemplo: A transferência de calor a partir de um transistor pode ser aumentada pela sua colocação no interior de uma luva de alumínio (k = 200 W/m.K) que possui 12 aletas longitudinais usinadas sobre a superfície externa. O raio e a altura do transistor são r1 = 2 mm e H = 6 mm, respectivamente, enquanto as aletas possuem comprimento L = r3 – r2 = 10 mm e espessura t = 0,7 mm. A espessura da luva é de r2 – r1 = 1 mm, e a resistência de contato na interface luva-transistor é igual a R"c = 10^-3 m².K/W. Ar escoa sobre o conjunto a uma temperatura de 20 °C e o coeficiente de troca de calor por convecção é 25 W/m².K.

- (a) Esboce o circuito térmico equivalente referente à transferência de calor da superfície do transistor para o ar. Identifique as resistências.
- (b) Avalie cada uma das resistências do circuito. Calcule a taxa de transferência de calor se a temperatura superficial do transistor é 80°C.

