## Universidade de Brasília - UnB

Faculdade de Tecnologia - FT

Programa de Pós-Graduação em Ciências Mecânicas

Transferência de Calor Avançada

## Formulação Integral da Camada Limite

Considere as equações da Camada Limite sobre uma placa-plana, em regime permanente, e sem gradiente de pressão dadas por

$$\begin{cases}
\frac{\partial u}{\partial x} + \frac{\partial v}{\partial y} = 0, \\
\frac{\partial}{\partial x}(uu) + \frac{\partial}{\partial y}(uv) = \nu \frac{\partial^2 u}{\partial y^2}, \\
\frac{\partial p}{\partial y} = 0, \\
\frac{\partial}{\partial x}(uT) + \frac{\partial}{\partial y}(vT) = \alpha \frac{\partial^2 T}{\partial y^2} + \frac{\nu}{c} \left(\frac{\partial u}{\partial y}\right)^2.
\end{cases}$$
(1)

Faça o que se pede.

1. Use a formulação integral da equação do momento linear na direção x e admita que o perfil de velocidade horizontal adimensional, m(n) = u/U em que  $n = y/\delta$ , seja dado por  $m(n) = (n/2)(3 - n^2)$  para mostrar que

$$\frac{\delta}{x} = \left(\frac{280}{13}\right)^{1/2} Re_x^{-1/2}.\tag{2}$$

2. Ignore o termo de dissipação viscosa e integre a equação da energia ao longo da coordenada y desde a superfície sólida até a borda da camada limite térmica e mostre que

$$\frac{d}{dx} \int_{0}^{\delta_T} u \left( T - T_{\infty} \right) dy = -\alpha \frac{\partial T}{\partial y}(0). \tag{3}$$

3. Assumindo agora que o perfil adimensional de diferença de temperatura seja igual ao perfil adimensional de velocidade horizontal, tal que

$$\frac{T_w - T}{T_w - T_\infty} = 1 - \frac{T - T_\infty}{T_w - T_\infty} = m(p),$$

em que  $p = y/\delta_T$ , mostre que

$$\frac{(14-\Delta^2)\Delta^3}{13\,Pr} = 1.$$

4. Para considerar a dissipação viscosa é preciso somar a parcela

$$\frac{\nu}{c} \int_0^{\delta_T} \left( \frac{\partial u}{\partial y} \right)^2 dy$$

na forma integral dada pela Eq. 3. Usando a versão com dissipação da equação da energia e assumindo o perfil cúbico para a velocidade e também para a diferença adimensional de temperatura, mostre que

$$\frac{(14 - \Delta^2)\Delta^3 Pr}{13} = 1 + \frac{3}{2} Pr Ec \Delta^2 \left( 1 - \frac{3}{2} \Delta^2 + \frac{1}{5} \Delta^4 \right),\tag{4}$$

em que  $Ec = U^2/(c(Tw - T_{\infty}))$  é o número de Eckert do problema. Observe que Ec pode assumir valores positivos ou negativos. O que significa Ec < 0? Observe também que essa formulação é válida apenas para Pr > 1 (por que?).

- 5. A Eq.(4) define implicitamente  $\Delta$  em função de Pr e Ec. Implemente um procedimento numérico que determine  $\Delta$  em função desses parâmetros. Usando esse procedimento, elabore um gráfico de  $\Delta \times Pr$ , com três curvas referentes a  $Ec = \{-1, 0, 1\}$ . Considere um intervalo de Pr entre 1 e  $10^3$ , faça gráficos bi-log com as três curvas no mesmo sistema de eixo. Inclua uma linha de referência  $\Delta = Pr^{-1/3}$ .
- 6. Sabendo que o balanço de energia na superfície é tal que

$$-\kappa \frac{\partial T}{\partial y}(0) = h(T_w - T_\infty),$$

use a expressão para o perfil de diferença de temperatura adimensional e verifique que

$$Nu_x = \frac{hx}{\kappa} = \frac{3}{2} \frac{x}{\delta_T},$$

que pode ser rescrita como

$$Nu_x = \frac{3}{2\Delta} \frac{x}{\delta}.$$

Finalmente, utilize a expressão para  $\delta/x$  e mostre que

$$Nu_x = \left(\frac{117}{1120}\right)^{1/2} \frac{Re_x^{1/2}}{\Delta(Pr, Ec)}.$$
 (5)

Nesse estudo dirigido, partimos das equações da camada limite térmica e chegamos em uma formulação que permite determinar o coeficiente de transferência de calor por convecção local, h, pelo cálculo do número de Nusselt, dado pela Eq.6. Essa formulação fornece valores muito aceitáveis para  $Nu_x$  (com erros menos do que 2% em relação à solução exata), e permite considerar efeitos da dissipação viscosa. Lindão!