

7-6 熱傳學必勝秘笈

$$\tau = \mu \frac{\partial u}{\partial y} \quad (7-2.1)$$

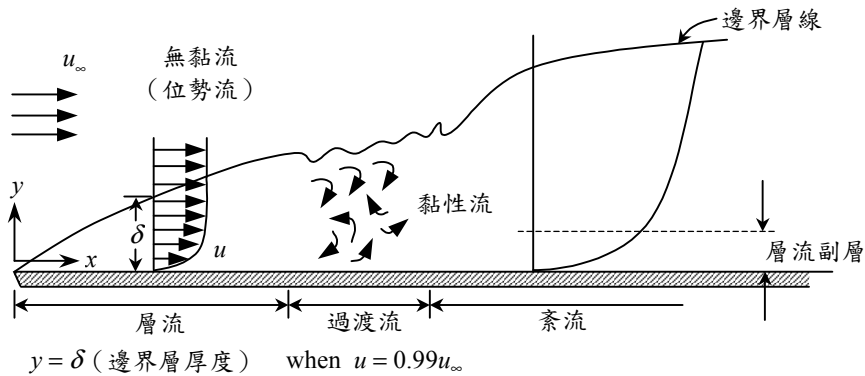
其中 μ 為流體之黏滯性 (Viscosity) ; $\frac{\partial u}{\partial y}$ 為剪應變率。

通常流體的黏滯效應僅存在於一薄層中，此薄層稱為邊界層，它會緊貼著邊界。流體因滿足無滑移條件，故在邊界上的流速為零，這就是因為流體的黏滯性所導致的。

在黏性流中，吾人也可把問題分類為外部流問題與內部流問題，分別討論如下：

1. 外部流

考慮流體流經一平板，其流動行為如下：



要判定流動屬於層流、過渡流或紊流，乃是由一無因次參數—雷諾數 Re 來決定， Re 之定義為

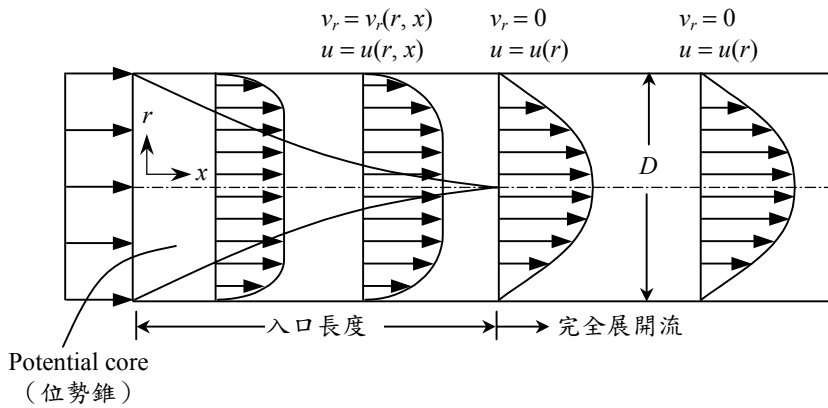
$$Re \equiv \frac{\rho u_\infty x}{\mu} \quad (7-2.2)$$

其中 ρ 為流體密度， u_∞ 為自由流的速度， μ 為流體的動力黏滯係數， x 為距前端的距離。

一般來說，當 $Re > 5 \times 10^5$ 時，平板流的流動狀態將進入紊流流動。而其中層流與紊流之流動狀態差異，主要在於層流狀態的流體在流動中，與周遭的流體並沒有明顯的混合；而紊流狀態的流體在流動中會有不規則的速度微小變動，故流體混合的效果很明顯。

2. 內部流

考慮管流，其流動行為如下：



一般說來， $Re \equiv \frac{\rho V D}{\mu} < 2100$ 時，其流動為層流；而 $Re > 4000$ 時，則流動為紊流。

7-3 邊界層簡介

1. 速度邊界層

流體在邊界處由於黏滯性的因素，而產生了一層不同於遠端處（自由流）的流動。在此層內，黏滯性主導了速度分布。而此層的厚度，則利用下式來判定：

$$y = \delta \quad \text{when } u = 0.99u_{\infty} \quad (7-3.1)$$

其中 δ 為邊界層厚度，而 u_{∞} 為自由流流速。

2. 溫度邊界層

流體在靠近邊界處，因為壁面有熱傳遞的效果，使得在邊界附近的流體存在一個溫度縱向梯度 $\left(\frac{\partial T}{\partial y}\right)$ ，利用速度邊界層的觀念，吾人亦可定義出一溫度邊界層，在此層內，溫度分布被壁面熱傳效果所影響。吾人將定義一溫度差變數 θ 為

$$\theta = T - T_s, \text{ 且 } \theta_\infty = T_\infty - T_s$$

其中 T_s 為壁溫， T_∞ 為自由流流體溫度。

而溫度邊界層的厚度，則利用下式來判定：

$$y = \delta_t \quad \text{when } \theta = 0.99\theta_\infty \quad (7-3.2)$$

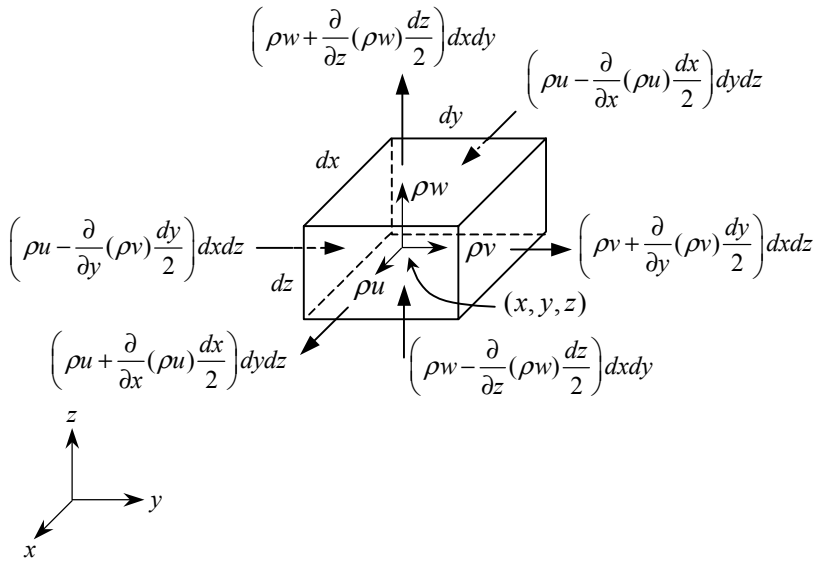
其中 δ_t 為溫度邊界層厚度。

觀察 (7-3.1) 與 (7-3.2) 可知，其型式完全相同。在速度邊界層外，速度不受黏滯性影響，為自由流速度 u_∞ ；而在溫度邊界層外，溫度不被壁面熱傳影響，為自由流流體溫度 T_∞ 。比較有意思的是 δ 與 δ_t 之厚度的比較，這在下一章會有仔細的探討。

(續接次頁)

7-4 流場的統御方程式

1. 連續方程式



質量守恆方程式亦稱為連續方程式 (continuity equation; C-E)。以直角座標並考慮如上圖之微小 C.V 為系統，則 C.V 內流體質量隨時間變化率等於流體淨流進率，即

$$\dot{m}_{in} - \dot{m}_{out} = \frac{\partial}{\partial t}(m_{C.V.})$$

或

$$\begin{aligned} & \left[\rho u - \frac{\partial}{\partial x}(\rho u) \frac{dx}{2} \right] dydz + \left[\rho v - \frac{\partial}{\partial y}(\rho v) \frac{dy}{2} \right] dxdz \\ & + \left[\rho w - \frac{\partial}{\partial z}(\rho w) \frac{dz}{2} \right] dxdy - \left[\rho u + \frac{\partial}{\partial x}(\rho u) \frac{dx}{2} \right] dydz \end{aligned}$$

7-10 熱傳學必勝秘笈

$$\begin{aligned}
 & -\left[\rho v + \frac{\partial}{\partial y}(\rho v) \frac{dy}{2}\right] dx dz - \left[\rho w + \frac{\partial}{\partial z}(\rho w) \frac{dz}{2}\right] dx dy \\
 & = \frac{\partial}{\partial t}(\rho dx dy dz)
 \end{aligned} \tag{7-4.1}$$

將(7-4.1)整理後同除以 $dx dy dz$ 得

$$\frac{\partial}{\partial x}(\rho u) + \frac{\partial}{\partial y}(\rho v) + \frac{\partial}{\partial z}(\rho w) = -\frac{\partial}{\partial t}(\rho) \tag{7-4.2}$$

上式亦可寫成向量型式，即

$$\boxed{\frac{\partial \rho}{\partial t} + \nabla \cdot (\rho \vec{V}) = 0} \tag{7-4.3a}$$

或

$$\boxed{\frac{D\rho}{Dt} + \rho(\nabla \cdot \vec{V}) = 0} \tag{7-4.3b}$$

其中 $\vec{V} = u\vec{i} + v\vec{j} + w\vec{k}$ 。

(7-4.3a) 及 (7-4.3b) 稱為連續方程式之微分型式。其各項物理意義如下：

$\frac{\partial \rho}{\partial t}$ = 單位體積之質量隨時間之變化率

$\nabla \cdot (\rho \vec{V})$ = 單位體積之質量淨流出率

若流場為不可壓縮流，即 $\frac{D\rho}{Dt} = 0$ ，則連續方程式可簡化為

$$\nabla \cdot \vec{V} = 0 \tag{7-4.4}$$

故只要滿足(7-4.4)即稱為不可壓縮流。