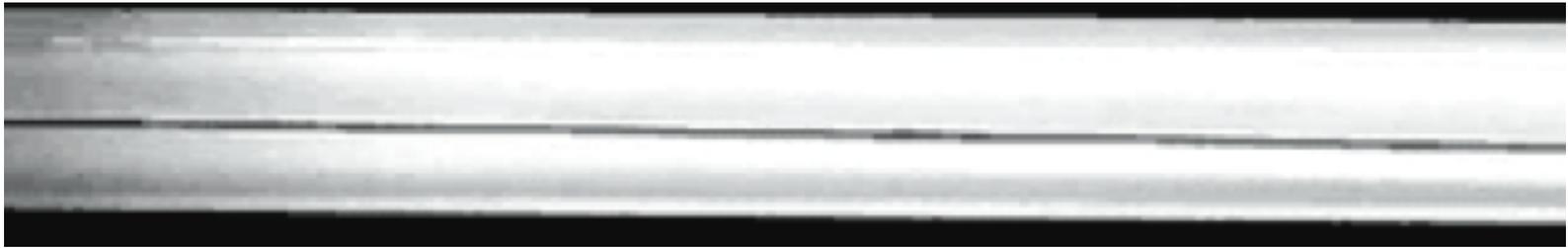


# Fenomeni di trasporto in moto turbolento

Fenomeni di Trasporto

# Fenomeni di trasporto in moto turbolento

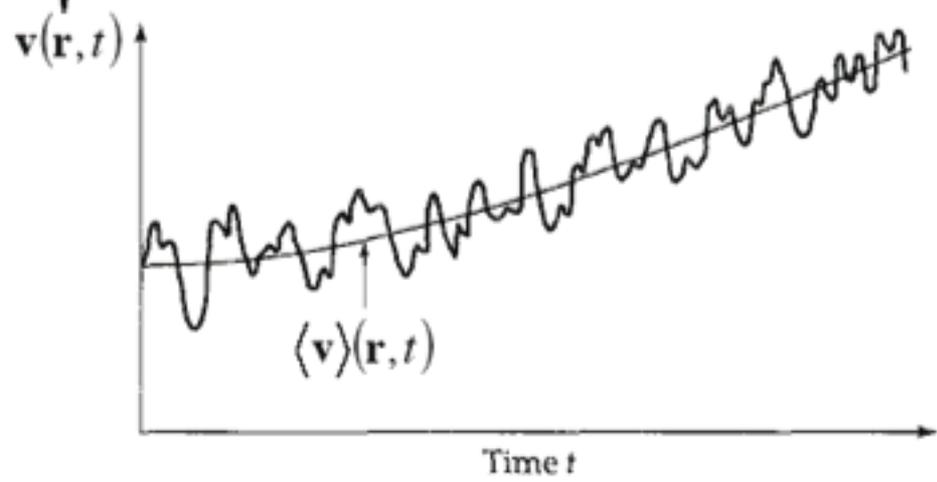
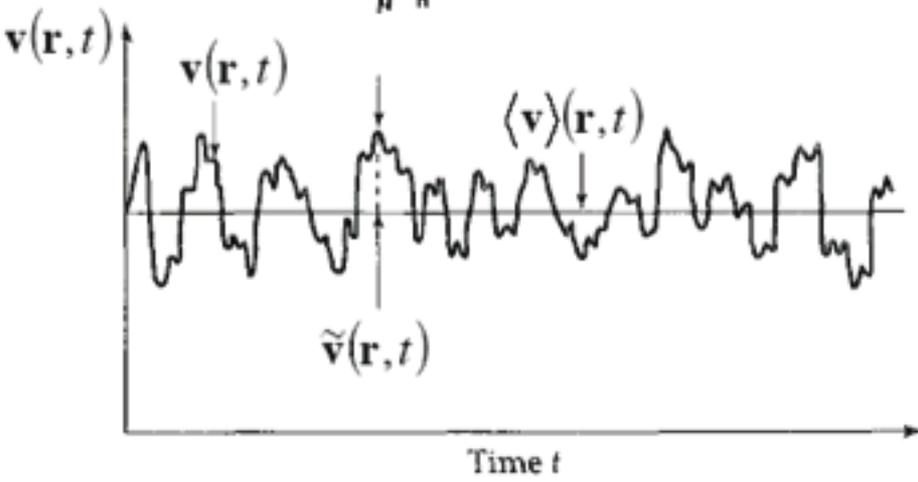
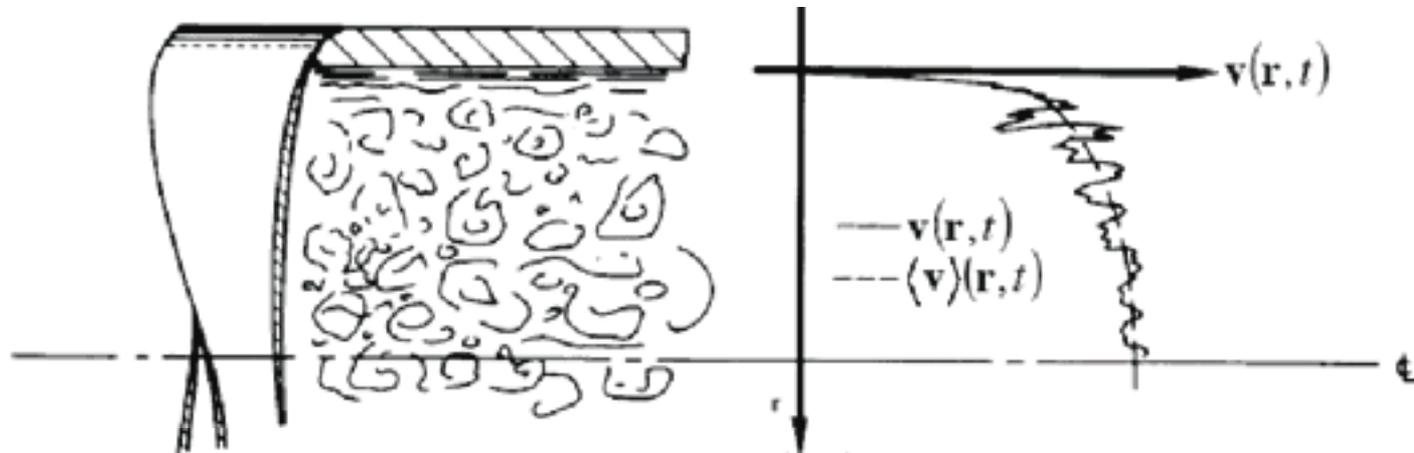


Un tracciante viene iniettato in una corrente di acqua in moto laminare ( $Re < 2100$ )

All'aumentare del Reynolds iniziano delle fluttuazioni.

A  $Re > 4000$  il moto diventa pienamente turbolento e il tracciante diffonde perpendicolarmente al moto

# Grandezze medie e fluttuazioni



$$\mathbf{v} = \langle \mathbf{v} \rangle + \tilde{\mathbf{v}}; \quad p = \langle p \rangle + \tilde{p}; \quad T = \langle T \rangle + \tilde{T}; \quad c = \langle c \rangle + \tilde{c}$$

$$\langle f \rangle(\mathbf{r}, t) = \frac{1}{2\tau} \int_{t-\tau}^{t+\tau} f(\mathbf{r}, t') dt'$$

$$\langle \tilde{f} \rangle = 0$$

# Proprietà della media

Mediare due volte equivale a mediare una volta sola

$$\langle\langle f \rangle\rangle = \langle f \rangle \quad \text{Infatti: } \langle f \rangle = \langle\langle f \rangle + \tilde{f}\rangle = \langle\langle f \rangle\rangle + \langle\tilde{f}\rangle = \langle\langle f \rangle\rangle$$

Le medie delle derivate spaziali e temporali sono uguali alle derivate della media

$$\langle \nabla f \rangle = \nabla \langle f \rangle \quad \text{e} \quad \left\langle \frac{df}{dt} \right\rangle = \frac{d}{dt} \langle f \rangle$$

Per le derivate spaziali la dimostrazione è facile:

$$\langle \nabla f \rangle(\mathbf{r}, t) = \frac{1}{2\tau} \int_{t-\tau}^{t+\tau} \nabla f(\mathbf{r}, t') dt' = \frac{1}{2\tau} \nabla \int_{t-\tau}^{t+\tau} f(\mathbf{r}, t') dt' = \nabla \langle f \rangle$$

Per la derivata temporale la dimostrazione è più difficile, ma funziona lo stesso:

$$\left\langle \frac{\partial f}{\partial t} \right\rangle = \frac{1}{2\tau} \int_{t-\tau}^{t+\tau} \frac{\partial f(\mathbf{r}, t')}{\partial t'} dt' = \frac{1}{2\tau} (f(\mathbf{r}, t + \tau) - f(\mathbf{r}, t - \tau))$$

$$\frac{\partial}{\partial t} \langle f \rangle = \frac{\partial}{\partial t} \frac{1}{2\tau} \int_{t-\tau}^{t+\tau} f(\mathbf{r}, t') dt' = \frac{1}{2\tau} (f(\mathbf{r}, t + \tau) - f(\mathbf{r}, t - \tau))$$

Oss.: Regola di Leibnitz

$$\frac{\partial}{\partial t} \int_{a(t)}^{b(t)} h(x, s) ds = h(x, b(t)) \frac{\partial b(t)}{\partial t} - h(x, a(t)) \frac{\partial a(t)}{\partial t}$$

# Conservazione dell'energia

Equazione dell'energia per un fluido incomprimibile

$$\rho c_p \left( \frac{\partial T}{\partial t} + \nabla \cdot (\mathbf{v}T) \right) = -\nabla \cdot \mathbf{q} + s$$

Mediando, e considerando che  $\langle \mathbf{v}T \rangle = \langle \mathbf{v} \rangle \langle T \rangle + \langle \tilde{\mathbf{v}}\tilde{T} \rangle$

$$\rho c_p \left[ \frac{\partial \langle T \rangle}{\partial t} + \langle \mathbf{v} \rangle \cdot \nabla \langle T \rangle \right] = -\nabla \cdot (\langle \mathbf{q} \rangle + \mathbf{q}^*) + \langle s \rangle$$

$$\langle \mathbf{q} \rangle = -k \nabla \langle T \rangle \quad \text{Flusso diffusivo medio}$$

$$\mathbf{q}^* = \rho c_p \langle \tilde{\mathbf{v}}\tilde{T} \rangle \quad \text{Flusso termico turbolento}$$

# Bilancio delle specie chimiche

Si ottiene, analogamente, per una soluzione con densità costante

$$\frac{\partial \langle c_i \rangle}{\partial t} + \langle \mathbf{v} \rangle \cdot \nabla \langle c_i \rangle = -\nabla \cdot \left( \langle \mathbf{J}_i \rangle + \mathbf{J}_i^* \right) + \langle R_i \rangle$$

$$\langle \mathbf{J}_i \rangle = -D \nabla \langle c_i \rangle$$

Flusso diffusivo medio

$$\mathbf{J}_i^* = \langle \tilde{\mathbf{v}} \tilde{c} \rangle$$

Flusso turbolento

# I flussi e le diffusività turbolenti

Si introducono dei coefficienti di trasporto turbolento, in analogia con le corrispondenti grandezze relative al moto laminare

$$T_{yz}^* = \rho \langle \tilde{v}_y \tilde{v}_z \rangle = -\rho \varepsilon_Q \frac{\partial \bar{v}_z}{\partial y}, \quad \varepsilon_Q \text{ è la viscosità cinematica turbolenta}$$

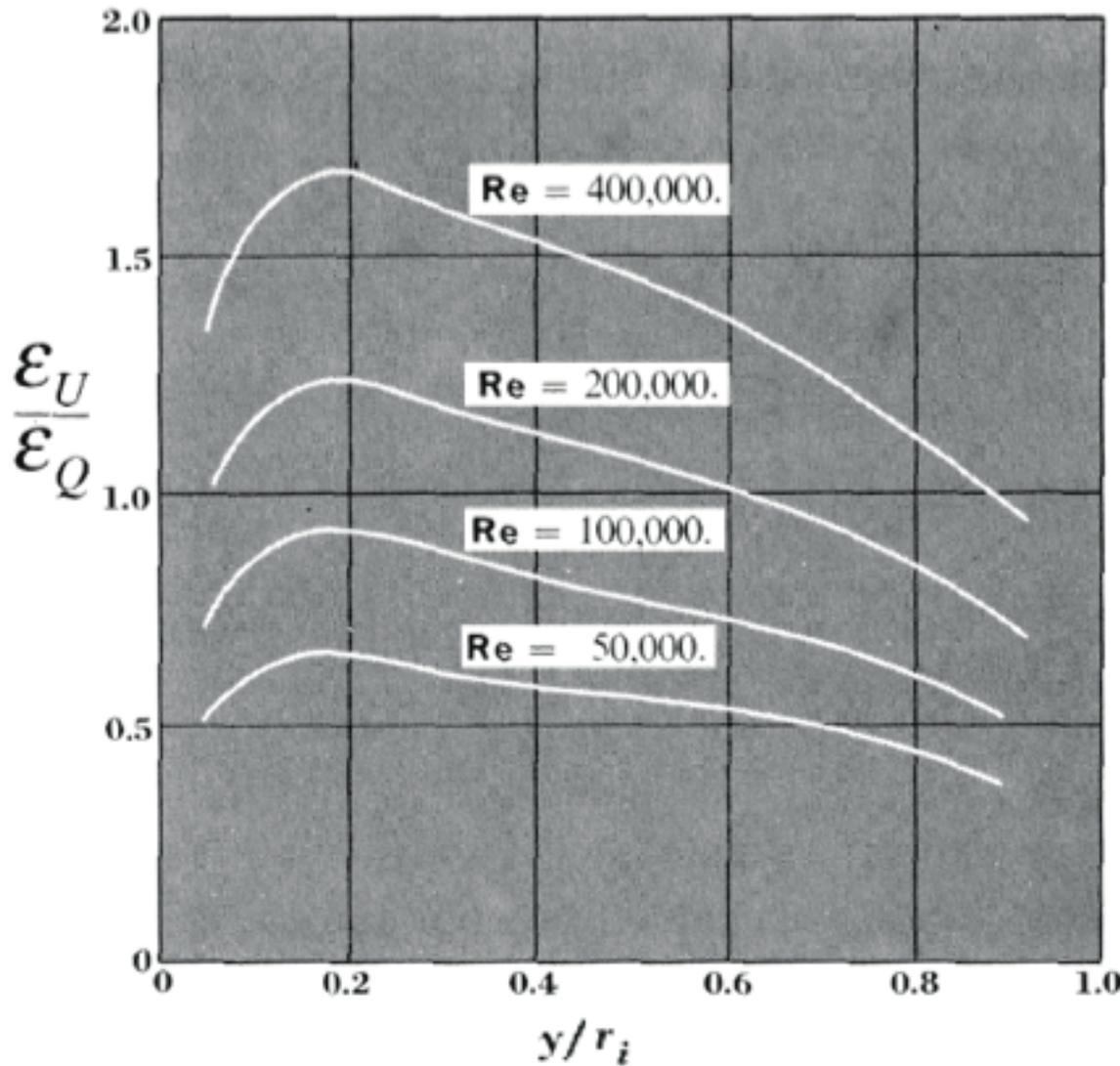
$$q_y^* = \rho c_p \langle \tilde{v}_y \tilde{T} \rangle = -\rho c_p \varepsilon_U \frac{\partial \bar{T}}{\partial y}, \quad \varepsilon_U \text{ è la diffusività termica turbolenta}$$

$$J_{iy}^* = \langle \tilde{v}_y \tilde{c}_i \rangle = -\varepsilon_M \frac{\partial \bar{c}_i}{\partial y}, \quad \varepsilon_M \text{ è la diffusività turbolenta}$$

Essendo il meccanismo di trasporto identico, ci si aspetta che

$$\varepsilon_Q = \varepsilon_U = \varepsilon_M$$

# Le diffusività turbolente



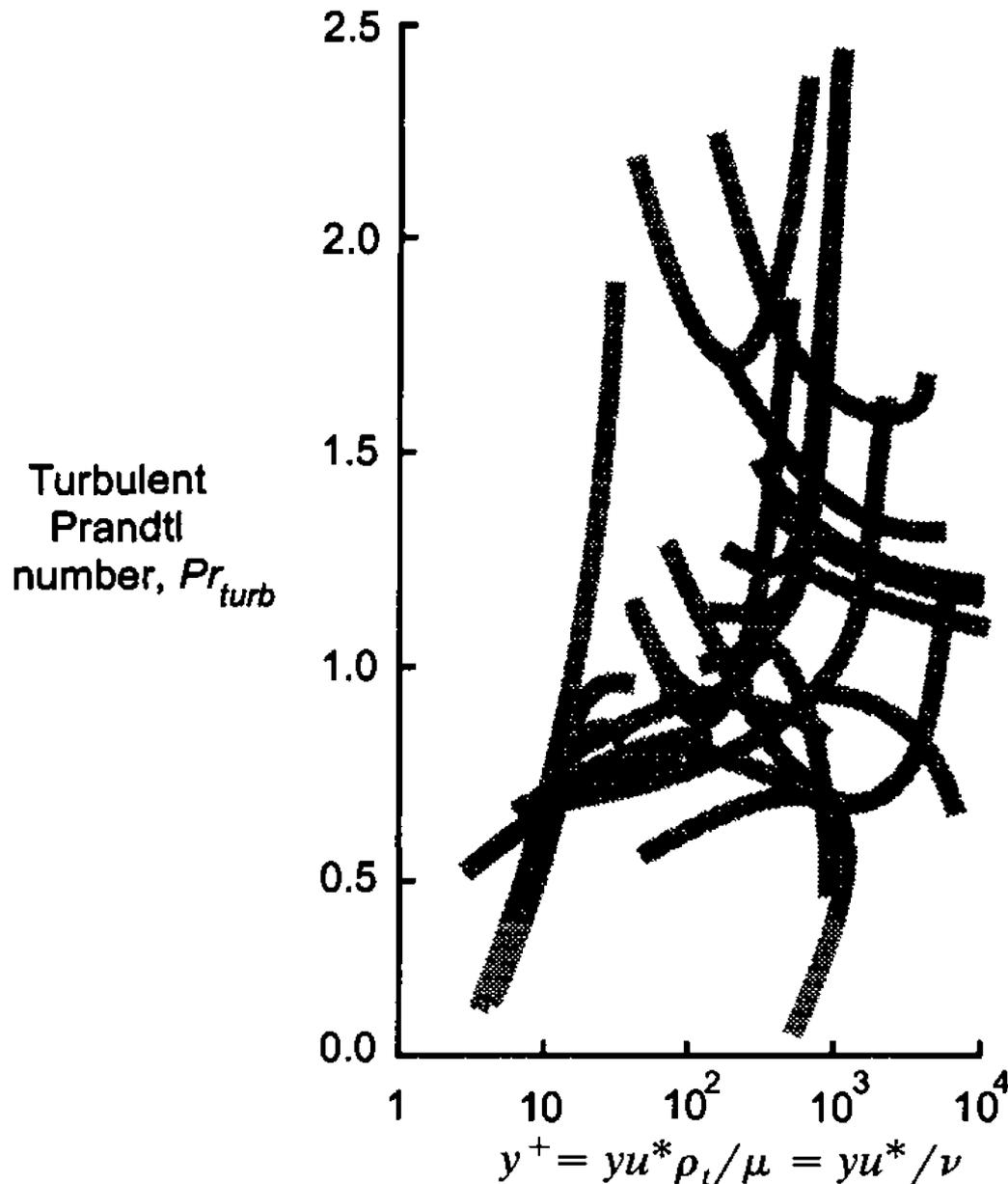
$\frac{\epsilon_Q}{\epsilon_U} =$  Numero di Prandtl Turbolento

$\frac{\epsilon_Q}{\epsilon_M} =$  Numero di Schmidt Turbolento

L'ipotesi di uguaglianza delle diffusività turbolente prende il nome di *Analogia di Reynolds*

Ratio of turbulent transport coefficients for mercury in a vertical tube. (From S. E. Isakoff and T. B. Drew, "Proceedings of the General Discussion on Heat Transfer," p. 479, Inst. Mech. Eng. and Am. Soc. Mech. Eng., New York, 1951.)

# Le diffusività turbolente



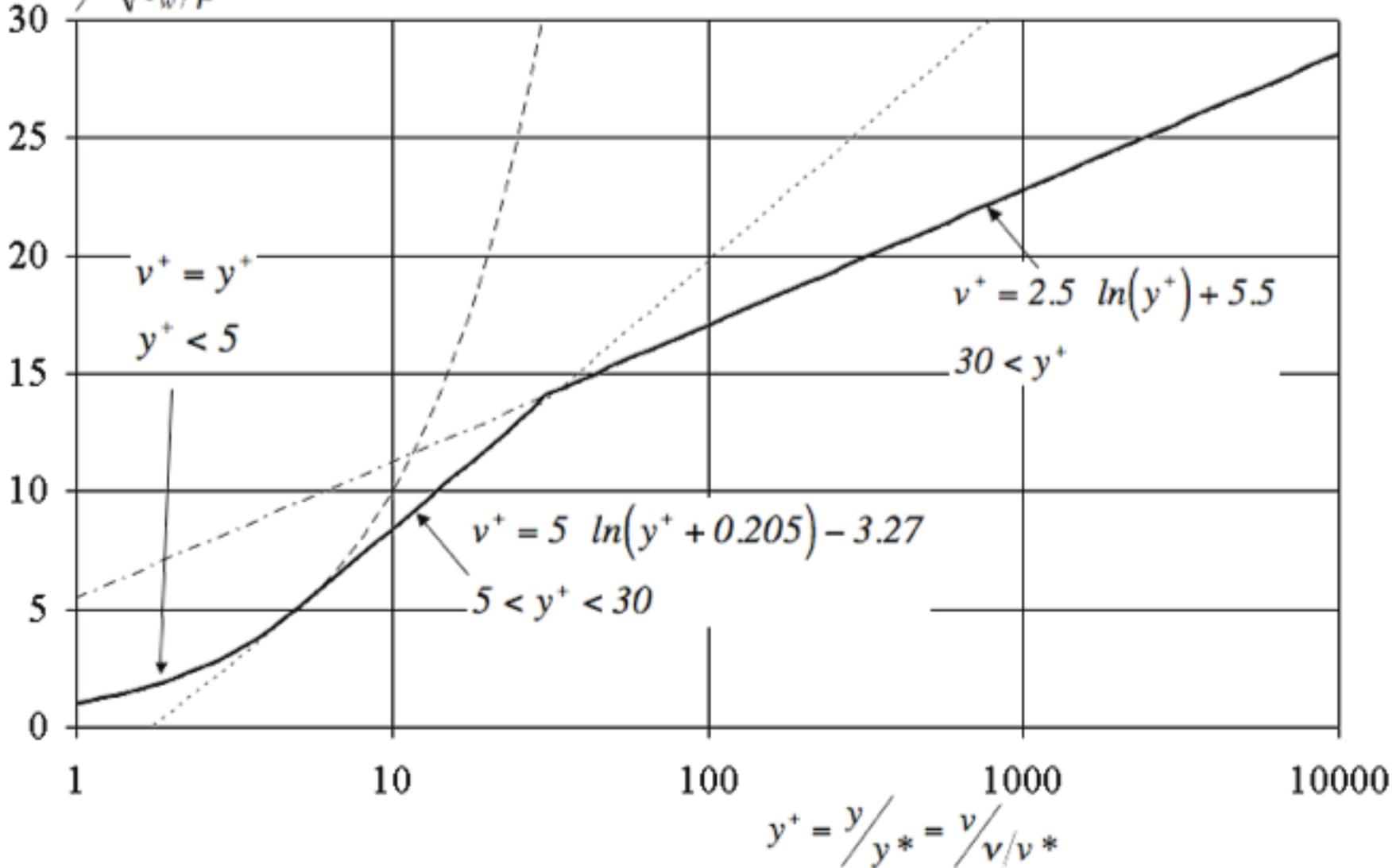
$$\frac{\epsilon_Q}{\epsilon_U} = \text{Numero di Prandtl Turbolento}$$

$$\frac{\epsilon_Q}{\epsilon_M} = \text{Numero di Schmidt Turbolento}$$

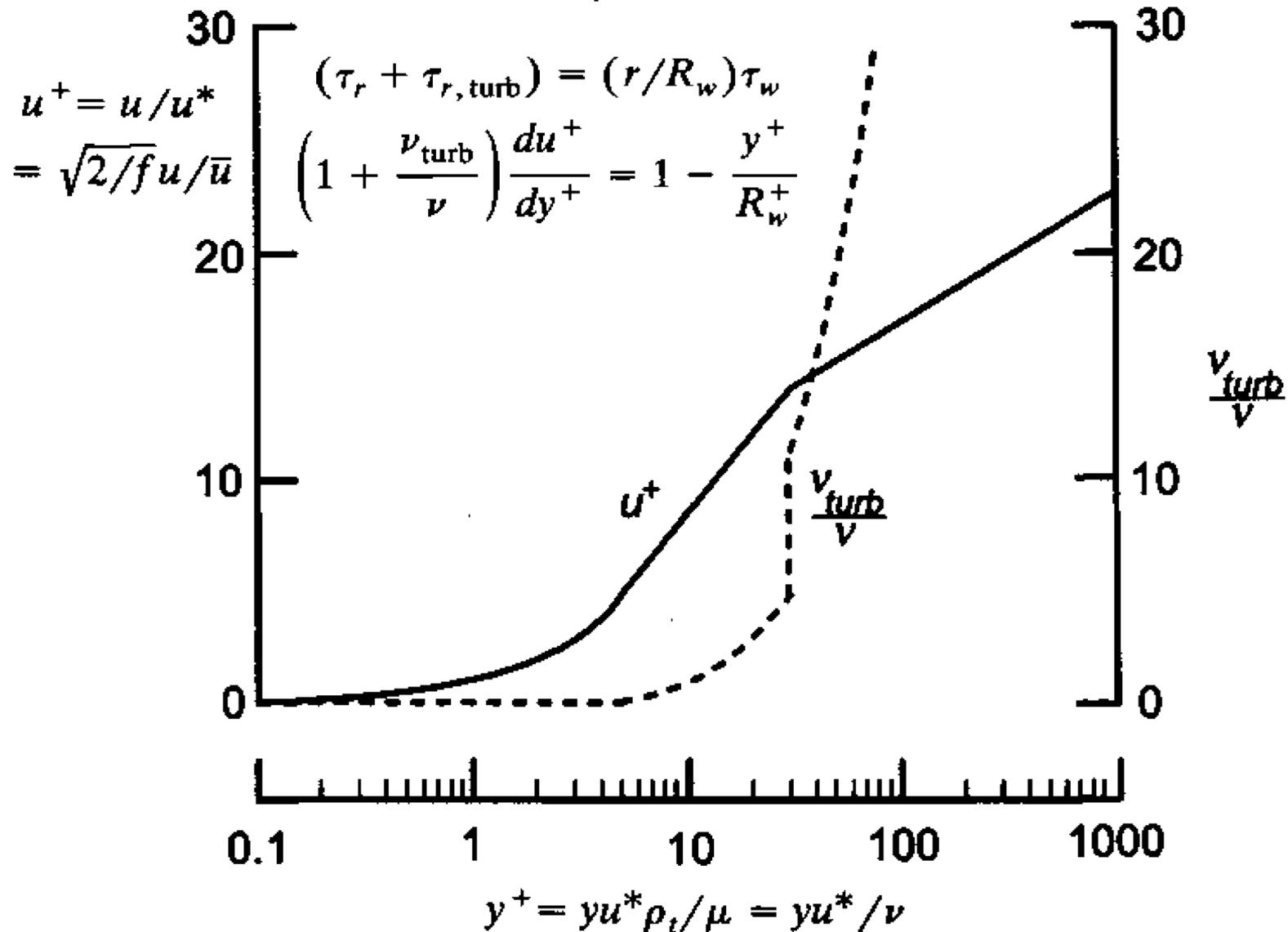
L'ipotesi di uguaglianza delle diffusività turbolente prende il nome di *Analogia di Reynolds*

Il profilo universale di velocità  
 consente di calcolare le diffusività  
 se è noto il profilo dello sforzo

$$v^+ = \frac{v}{v^*} = \frac{v}{\sqrt{\tau_w / \rho}}$$

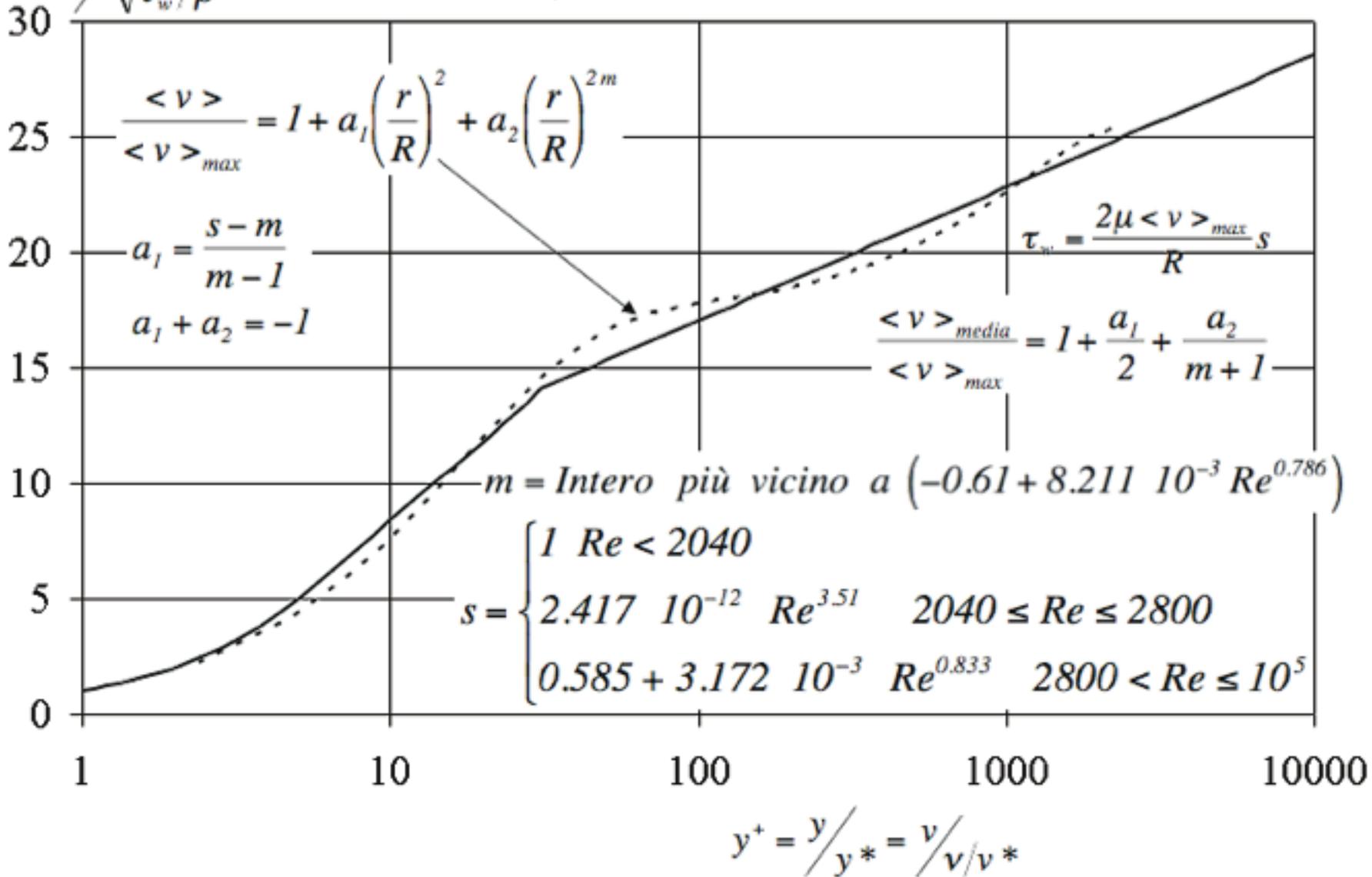


Il profilo universale di velocità consente di calcolare le diffusività se è noto il profilo dello sforzo

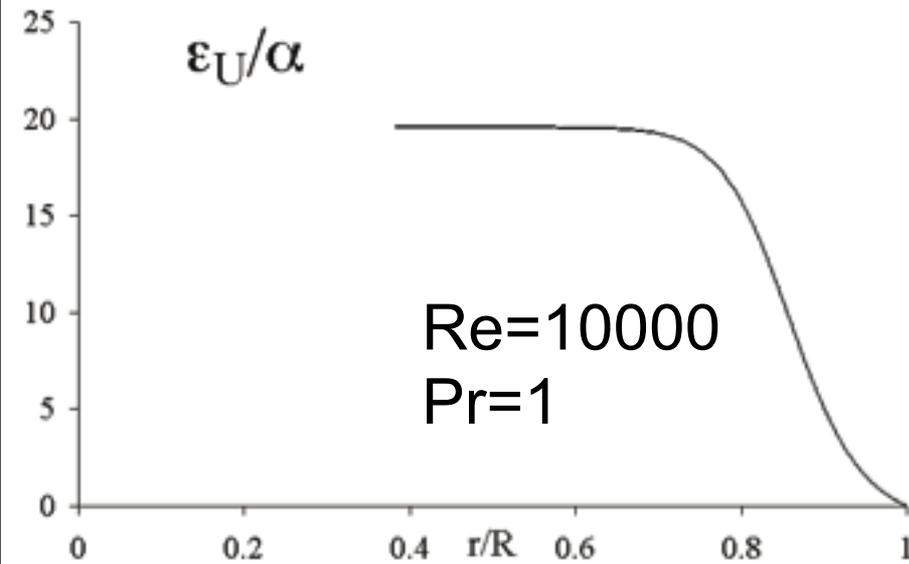


# L'eq. empirica di Pai consente di calcolare le diffusività se è noto il profilo dello sforzo

$v^+ = v/v^* = \frac{v}{\sqrt{\tau_w/\rho}}$  se è noto il profilo dello sforzo



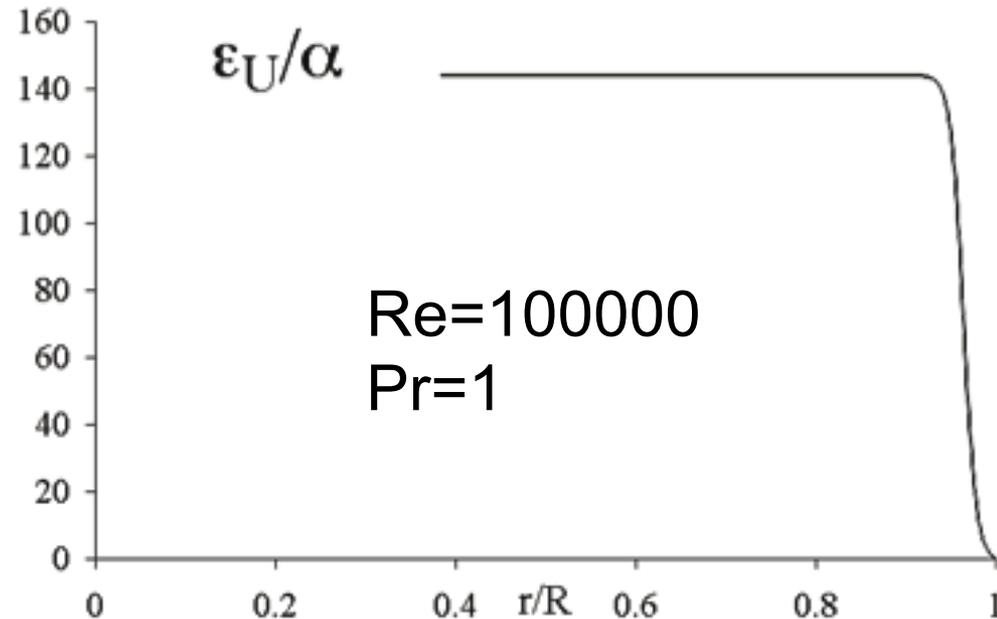
# Profilo di diffusività turbolenta in un condotto



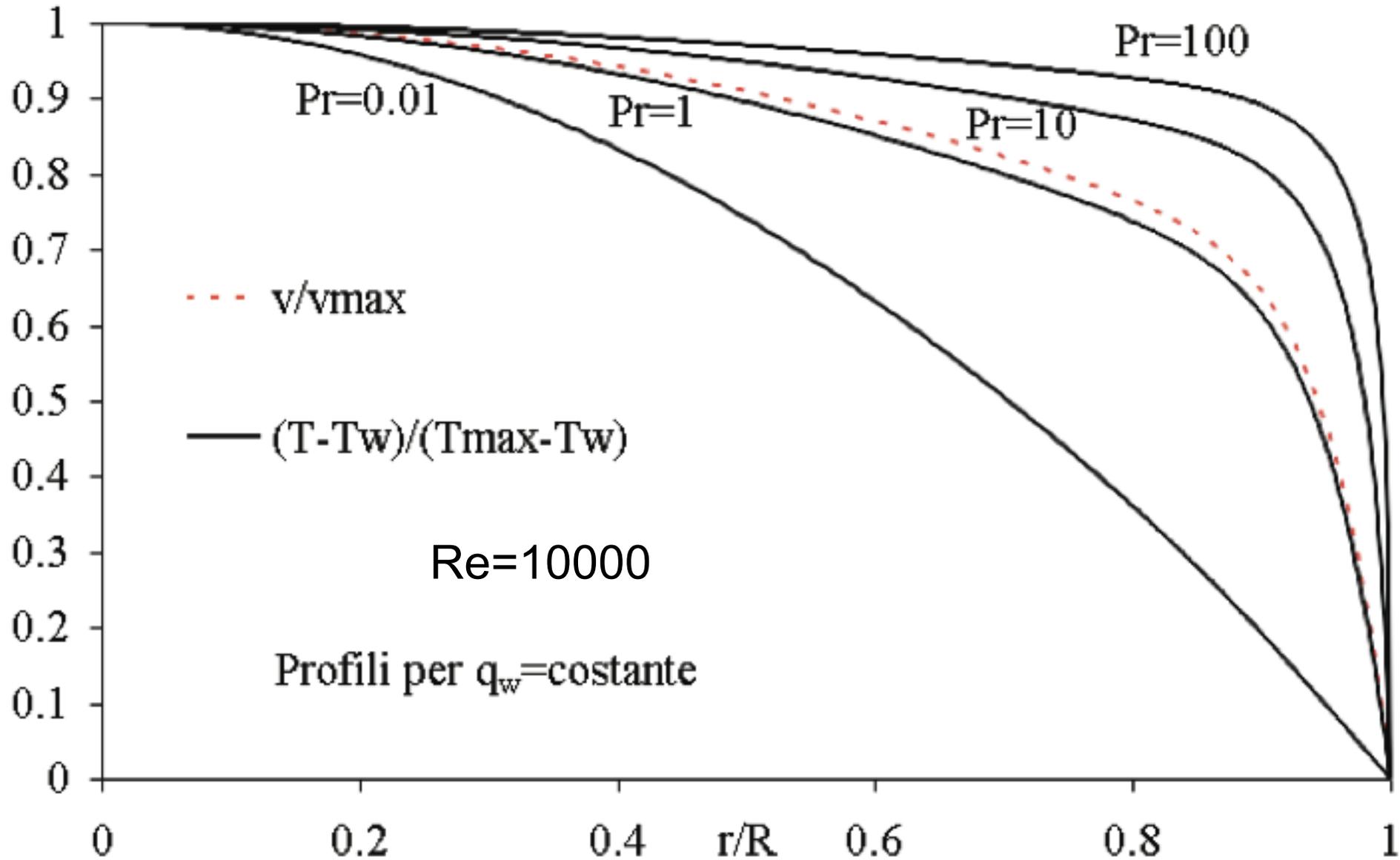
Alla parete la diffusività turbolenta è nulla (prevale il trasporto diffusivo), per un tratto che dipende dal numero di Reynolds

Allontanandosi dalla parete prevale il trasporto turbolento

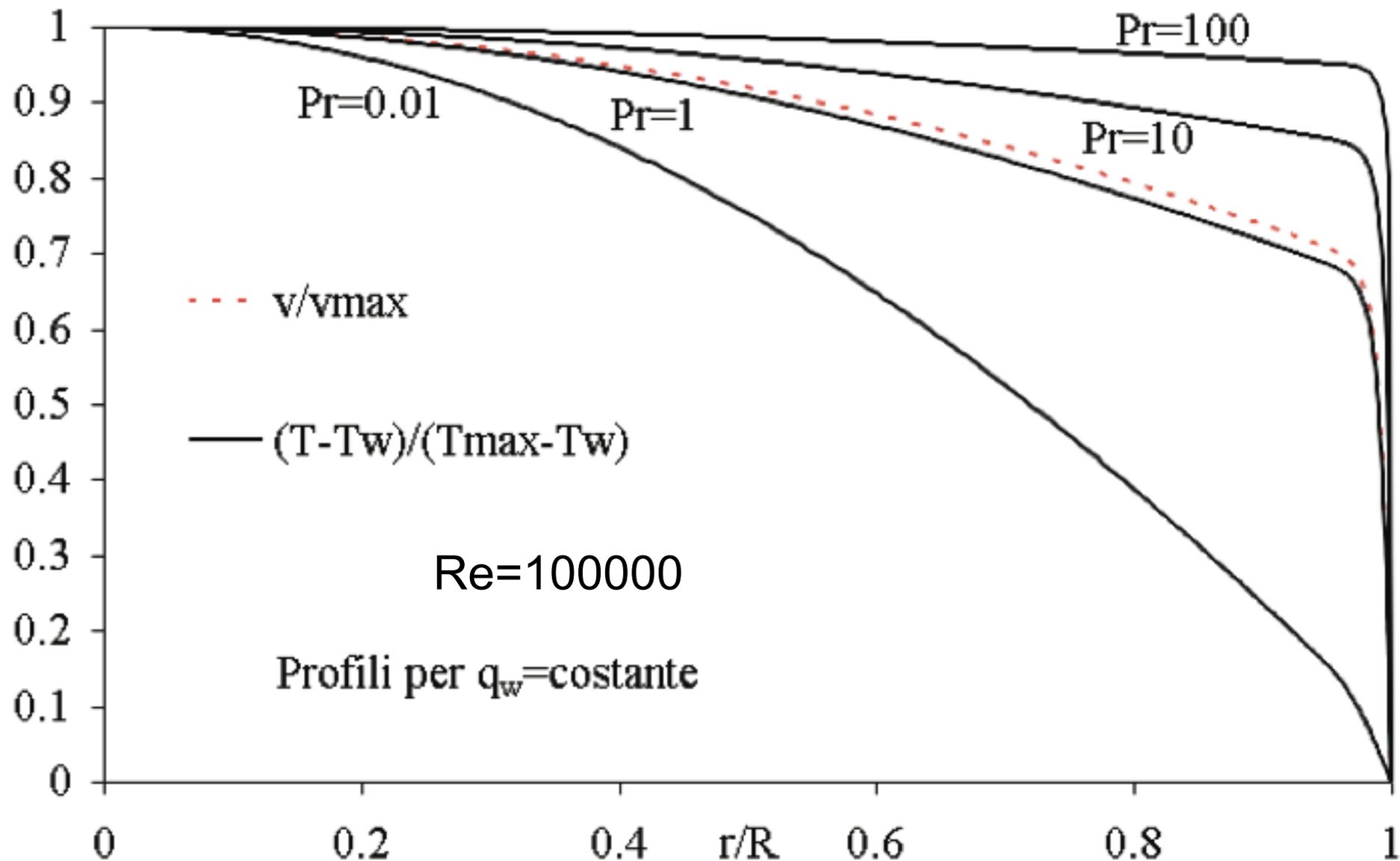
Al centro, la diffusività turbolenta è indeterminata perché sia lo sforzo che il gradiente di velocità tendono a zero



# Profili di temperatura in moto turbolento

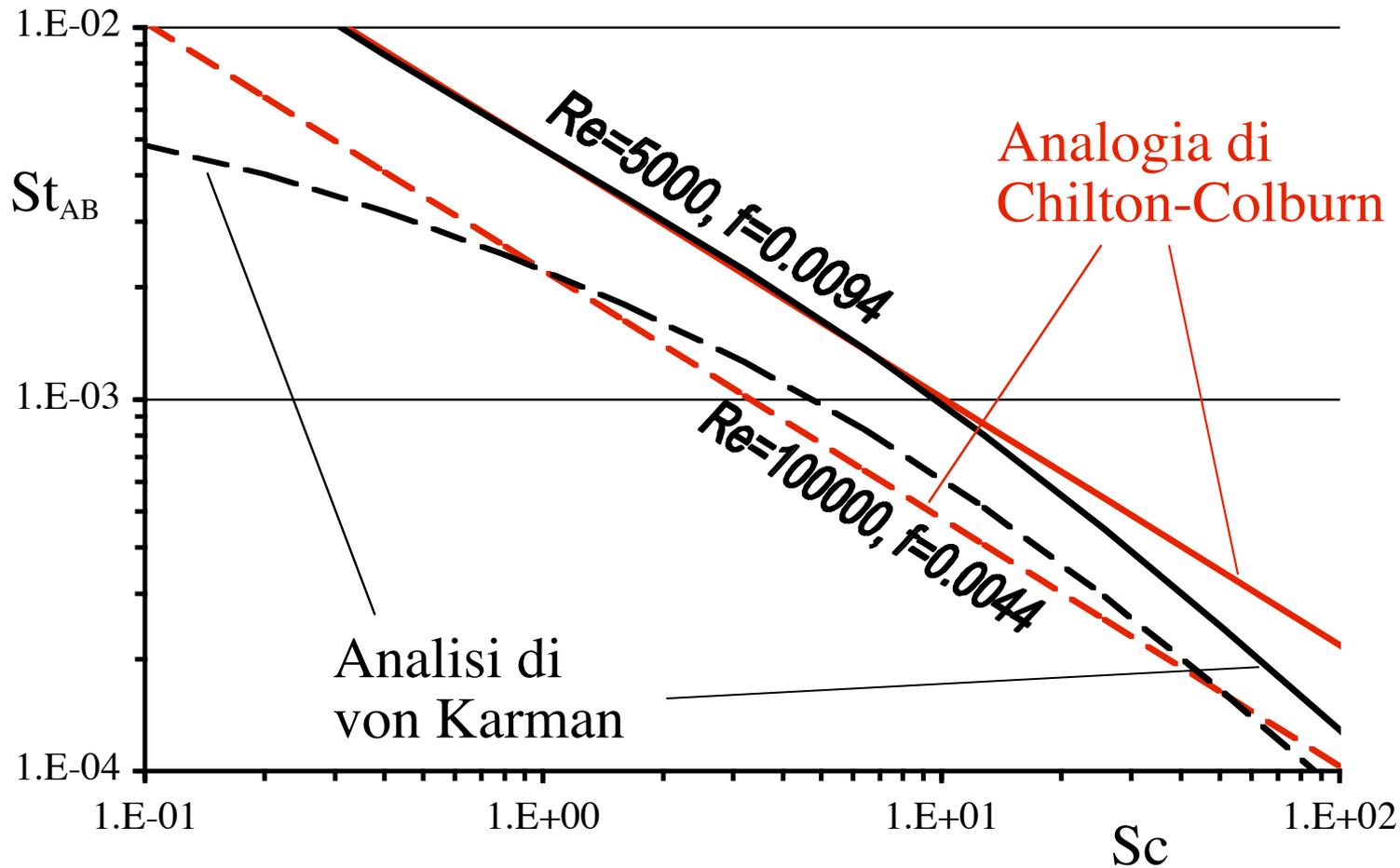


# Profili di temperatura in moto turbolento



# Coeff. di trasporto in moto turbolento

L'analisi di von Karman è basata sul profilo universale di velocità e sull'analogia di Reynolds.



L'analogia di Colburn funziona bene, e non solo per moto in condotti.

Oss.: per il coefficiente di scambio termico basta sostituire  $St$  e  $Pr$  a  $St_{AB}$  e  $Sc$