

## Calcolo della pressione equivalente in casi di flussi a pelo libero

Nei problemi del moto di film o nella teoria della lubrificazione capita di dover esprimere la pressione equivalente per integrare la componente dell'equazione di Navier-Stokes e ricavare il profilo di velocità. È importante sapere esprimere nel modo corretto la pressione equivalente nel sistema di riferimento scelto.

### 1. Moto a film di spessore $\delta$ di un fluido incomprimibile lungo un piano inclinato di un angolo $\alpha$ rispetto all'orizzontale

Preso un riferimento con origine sul piano inclinato, asse  $x$  parallelo al piano e verso il basso e asse  $y$  normale al piano, verso l'alto, le equazioni di Navier-Stokes risultano:

$$0 = -\frac{\partial \mathcal{P}}{\partial x} + \mu \frac{\partial^2 v_x}{\partial y^2} \quad (1)$$

$$0 = -\frac{\partial \mathcal{P}}{\partial y} \quad (2)$$

$$0 = -\frac{\partial \mathcal{P}}{\partial z} \quad (3)$$

Dalle ultime due si ricava l'indipendenza di  $\mathcal{P}$  da  $y$  e  $z$  e quindi  $\mathcal{P} = \mathcal{P}(x)$ . Per definizione di pressione equivalente è

$$\mathcal{P}(x, y, z) = p(x, y, z) + \rho g h(x, y, z) \quad (4)$$

dove  $x, y, z$  indica un punto generico,  $p$  è la pressione e  $h$  è la posizione del punto rispetto ad un piano orizzontale di riferimento. Per un piano inclinato con il sistema di riferimento indicato, supponiamo di conoscere la posizione  $h_0$  dell'origine del sistema degli assi. La posizione  $h$  per un punto  $(x, y, z)$  risulta

$$h(x, y, z) = h_0 - x \sin \alpha + y \cos \alpha \quad (5)$$

Poiché  $\mathcal{P}$  dipende solo da  $x$ , possiamo utilizzare la 4 per ricavare l'espressione della pressione  $p(x, y, z)$ . Infatti,  $\mathcal{P}$  deve essere lo stesso in ogni punto ad  $x$  costante, per cui si ha

$$\begin{aligned} p(x, y, z) + \rho g(h_0 - x \sin \alpha + y \cos \alpha) = \\ p(x, \delta, z) + \rho g(h_0 - x \sin \alpha + \delta \cos \alpha) \end{aligned} \quad (6)$$

ovvero la pressione equivalente nel film deve essere la stessa del punto del film che si trova alla superficie libera, dove si conosce il valore della pressione ( $p(x, \delta, z) = p_{atm}$ ). Risulta, esplicitando  $p(x, y, z)$

$$p(x, y, z) = p_{atm} + \rho g(\delta - y) \cos \alpha \quad (7)$$

cioè la distribuzione delle pressioni è idrostatica nella direzione  $y$ , normale al piano inclinato. Infatti, derivando rispetto ad  $y$  si ha

$$\frac{\partial p}{\partial y} = \frac{dp}{dy} = -\rho g \cos \alpha \quad (8)$$

che è la distribuzione idrostatica. Considerando l'espressione di  $p$  e di  $h$ , la pressione equivalente risulta:

$$\begin{aligned} \mathcal{P} &= p_{atm} + \rho g(\delta - y) \cos \alpha + \\ &\quad \rho g(h_0 - x \sin \alpha + y \cos \alpha) = \\ &= p_{atm} + \rho g(\delta \cos \alpha + h_0 - x \sin \alpha) \end{aligned} \quad (9)$$

e derivando rispetto ad  $x$  si trova

$$\frac{\partial \mathcal{P}}{\partial x} = -\rho g \sin \alpha \quad (10)$$

che è la variazione della pressione equivalente lungo il piano che permette di integrare la componente lungo  $x$  delle equazioni di Navier-Stokes.

2. Consideriamo lo stesso moto di film ma adottando un sistema di riferimento con origine sulla superficie libera, asse  $x$  parallelo al piano, verso il basso, asse  $y$  normale al piano ( $y = \delta$  sul piano). Sia  $h_0$  ancora l'altezza dell'origine degli assi rispetto ad un piano orizzontale di riferimento. L'altezza  $h$  di un generico punto  $(x, y, z)$  in questo caso risulta

$$h(x, y, z) = h_0 - x \sin \alpha - y \cos \alpha \quad (11)$$

L'espressione per la pressione  $p(x, y, z)$  si ricava tenendo conto che anche in questo caso la pressione equivalente è costante per qualsiasi punto ad  $x$  fissato, e per il punto corrispondente alla superficie libera, ( $y = 0$ ), è noto il valore di pressione:

$$\begin{aligned} p(x, y, z) + \rho g(h_0 - x \sin \alpha - y \cos \alpha) = \\ p(x, 0, z) + \rho g(h_0 - x \sin \alpha) \end{aligned} \quad (12)$$

Risulta, sostituendo  $p(x, 0, z) = p_{atm}$  ed esplicitando  $p(x, y, z)$

$$p(x, y, z) = p_{atm} + \rho g y \cos \alpha \quad (13)$$

che significa ancora che la distribuzione delle pressioni è idrostatica nella direzione  $y$ , normale al piano inclinato. Derivando rispetto ad  $y$  si ha

$$\frac{\partial p}{\partial y} = \frac{dp}{dy} = \rho g \cos \alpha \quad (14)$$

che è la distribuzione idrostatica (la pressione aumenta con l'affondamento  $y$  del punto). Considerando l'espressione di  $p$  e di  $h$ , la pressione equivalente risulta:

$$\begin{aligned} \mathcal{P} &= p_{atm} + \rho g y \cos \alpha + \\ &+ \rho g (h_0 - x \sin \alpha - y \cos \alpha) = \\ &= p_{atm} + \rho g (h_0 - x \sin \alpha) \end{aligned} \quad (15)$$

e derivando rispetto ad  $x$  si trova ancora

$$\frac{\partial \mathcal{P}}{\partial x} = \frac{d\mathcal{P}}{dx} = -\rho g \sin \alpha \quad (16)$$

3. Consideriamo il caso a pelo libero della teoria della lubrificazione in cui si ha un film di spessore variabile nella direzione del flusso. Preso un sistema di riferimento con origine sul piano, asse  $x$  orizzontale lungo il piano e asse  $y$  ortogonale ( $y = \delta(x)$  individua la superficie libera), dalla semplificazione delle equazioni di Navier-Stokes si ha

$$0 = -\frac{\partial \mathcal{P}}{\partial x} + \mu \frac{\partial^2 v_x}{\partial y^2} \quad (17)$$

$$0 = -\frac{\partial \mathcal{P}}{\partial y} \quad (18)$$

$$0 = -\frac{\partial \mathcal{P}}{\partial z} \quad (19)$$

Dalle ultime due si ricava anche in questo caso l'indipendenza di  $\mathcal{P}$  da  $y$  e  $z$  e quindi  $\mathcal{P} = \mathcal{P}(x) = p(x, y, z) + \rho g h(x, y, z)$ . Se conosciamo la posizione  $h_0$  dell'origine del sistema degli assi rispetto ad un piano orizzontale di riferimento, la posizione  $h$  per un punto  $(x, y, z)$  risulta

$$h(x, y, z) = h_0 + y \quad (20)$$

Poiché  $\mathcal{P}$  dipende solo da  $x$ , possiamo utilizzare la 4 per ricavare l'espressione della pressione  $p(x, y, z)$ . Infatti,  $\mathcal{P}$  deve essere lo stesso in ogni punto ad  $x$  costante, per cui si ha

$$\begin{aligned} p(x, y, z) + \rho g (h_0 + y) = \\ p(x, \delta(x), z) + \rho g (h_0 + \delta(x)) \end{aligned} \quad (21)$$

ovvero la pressione equivalente nel film deve essere la stessa del punto del film che si trova alla superficie libera, dove si conosce il valore della pressione ( $p(x, \delta(x), z) = p_{atm}$ ). Risulta, esplicitando  $p(x, y, z)$

$$p(x, y, z) = p_{atm} + \rho g (\delta(x) - y) \quad (22)$$

cioè la distribuzione delle pressioni è idrostatica nella direzione  $y$ , normale al piano inclinato, e aumenta proporzionalmente all'affondamento ( $\delta(x) - y$ ) del punto. Derivando rispetto a  $y$  si ha

$$\frac{\partial p}{\partial y} = \frac{dp}{dy} = -\rho g \quad (23)$$

che è la distribuzione idrostatica. Considerando l'espressione di  $p$  e di  $h$ , la pressione equivalente risulta:

$$\mathcal{P} = p_{atm} + \rho g (\delta(x) - y) + \rho g (h_0 + y) = \quad (24)$$

$$= p_{atm} + \rho g (\delta(x) + h_0) \quad (25)$$

e derivando rispetto ad  $x$  si trova

$$\frac{d\mathcal{P}}{dx} = \rho g \frac{d\delta(x)}{dx} \quad (26)$$

che è la variazione della pressione equivalente lungo il piano che permette di integrare la componente lungo  $x$  delle equazioni di Navier-Stokes.