

# CHƯƠNG 4

## ĐỘNG LỰC HỌC LƯU CHẤT

### V PHƯƠNG TRÌNH VI PHÂN CHO CHẤT LỎNG LÝ CHUYỂN ĐỘNG (P.Tr EULER)

$$\vec{F} - \frac{1}{\rho} \vec{\text{grad}}(p) = \frac{d\vec{u}}{dt} \Leftrightarrow \begin{cases} F_x - \frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial x} = \frac{du_x}{dt} = \frac{\partial u_x}{\partial t} + u_x \frac{\partial u_x}{\partial x} + u_y \frac{\partial u_x}{\partial y} + u_z \frac{\partial u_x}{\partial z} & (1) \\ F_y - \frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial y} = \frac{du_y}{dt} = \frac{\partial u_y}{\partial t} + u_x \frac{\partial u_y}{\partial x} + u_y \frac{\partial u_y}{\partial y} + u_z \frac{\partial u_y}{\partial z} & (2) \\ F_z - \frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial z} = \frac{du_z}{dt} = \frac{\partial u_z}{\partial t} + u_x \frac{\partial u_z}{\partial x} + u_y \frac{\partial u_z}{\partial y} + u_z \frac{\partial u_z}{\partial z} & (3) \end{cases}$$

➤ **Dạng Lamb-Gromeco của phương trình Euler:**

Sau khi sắp xếp, trên phương x ta được:

$$\pm u_y \frac{\partial u_y}{\partial x} \text{ và } \pm u_z \frac{\partial u_z}{\partial x}$$

$$\begin{aligned} F_x - \frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial x} &= \frac{\partial u_x}{\partial t} + \frac{\partial}{\partial x} \left( \frac{u_x^2}{2} + \frac{u_y^2}{2} + \frac{u_z^2}{2} \right) + u_z \left( \frac{\partial u_x}{\partial z} - \frac{\partial u_z}{\partial x} \right) - u_y \left( \frac{\partial u_y}{\partial x} - \frac{\partial u_x}{\partial y} \right) \\ &= \frac{\partial u_x}{\partial t} + \frac{\partial}{\partial x} \left( \frac{u^2}{2} \right) + u_z \text{rot}(u)_y - u_y \text{rot}(u)_z \end{aligned}$$

Ta biến đổi tương tự cho p.tr (2) và (3).

Cuối cùng ta được **Dạng Lamb-Gromeco của phương trình Euler:**

$$\vec{F} - \frac{1}{\rho} \overrightarrow{\text{grad}p} = \frac{\partial \mathbf{u}}{\partial t} + \overrightarrow{\text{grad}} \left( \frac{u^2}{2} \right) + \text{rot}(\vec{u}) \wedge \vec{u}$$

$$|\text{rot}(\vec{u}) \wedge \vec{u}| = \begin{vmatrix} i & j & k \\ \text{rot}(u)_x & \text{rot}(u)_y & \text{rot}(u)_z \\ u_x & u_y & u_z \end{vmatrix} \Leftrightarrow \begin{cases} (\text{rot}(\vec{u}) \wedge \vec{u})_x = u_z \text{rot}(u)_y - u_y \text{rot}(u)_z \\ (\text{rot}(\vec{u}) \wedge \vec{u})_y = u_x \text{rot}(u)_z - u_z \text{rot}(u)_x \\ (\text{rot}(\vec{u}) \wedge \vec{u})_z = u_y \text{rot}(u)_x - u_x \text{rot}(u)_y \end{cases}$$

## II TÍCH PHÂN P. TR. LAMB-GROMECO → PHƯƠNG TRÌNH BERNOULLI

$$\left\{ \begin{array}{l} F_x - \frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial x} = \frac{\partial u_x}{\partial t} + \frac{\partial}{\partial x} \left( \frac{u^2}{2} \right) + u_z \text{rot}(u)_y - u_y \text{rot}(u)_z \times dx \\ F_y - \frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial y} = \frac{\partial u_y}{\partial t} + \frac{\partial}{\partial y} \left( \frac{u^2}{2} \right) + u_x \text{rot}(u)_z - u_z \text{rot}(u)_x \times dy \\ F_z - \frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial z} = \frac{\partial u_z}{\partial t} + \frac{\partial}{\partial z} \left( \frac{u^2}{2} \right) + u_y \text{rot}(u)_x - u_x \text{rot}(u)_y \times dz \end{array} \right\} +$$

• Đối với dòng ổn định, lưu chất nằm trong trường trọng lực, không nén được:

$$-d \left( gz + \frac{p}{\rho} + \frac{u^2}{2} \right) = \begin{vmatrix} dx & dy & dz \\ \text{rot}(u)_x & \text{rot}(u)_y & \text{rot}(u)_z \\ u_x & u_y & u_z \end{vmatrix}$$

**Trong một số các trường hợp cụ thể sau, ta có tích phân phương trình trên với vế phải = 0 ⇒ P. tr. Bernoulli**

$$gz + \frac{p}{\rho} + \frac{u^2}{2} = C \quad \text{hay} \quad z + \frac{p}{\gamma} + \frac{u^2}{2g} = C$$

➤ Lưu chất chuyển động thế toàn miền:  $\text{rot}(u)=0$  : (C là hằng số cho toàn miền)

➤ Tích phân dọc theo đường dòng (C là hằng số trên đường dòng)

➤ Tích phân dọc theo đường xoáy (C là hằng số trên đường xoáy).

➤ Tích phân dọc theo đường xoắn ốc (C là hằng số trên đường xoắn ốc)

• Trong trường hợp dòng chảy lưu chất không nén được, ổn định với  $\text{rot}(\mathbf{u}) \neq 0$ , xét trên phương pháp tuyến  $n$  với đường dòng:

Nếu lực khối là một hàm có thế, ta đưa hàm thế  $\pi$  vào với định nghĩa sau:

$$F_x = -\frac{\partial \pi}{\partial x}; F_y = -\frac{\partial \pi}{\partial y}; F_z = -\frac{\partial \pi}{\partial z} \quad \text{hay} \quad \vec{F} = -\overrightarrow{\text{grad}}\pi$$

Viết lại phương trình vi phân dạng Lamb-Gromeco:

$$-\overrightarrow{\text{grad}}\pi - \frac{1}{\rho}\overrightarrow{\text{grad}}p = \frac{\partial \mathbf{u}}{\partial t} + \overrightarrow{\text{grad}}\left(\frac{u^2}{2}\right) + \text{rot}(\vec{u}) \wedge \vec{u}$$

Trên phương pháp tuyến  $n$  với đường dòng (ngược chiều với phương bán kính  $r$ ):

$$\begin{aligned} \frac{\partial}{\partial n}\left(\pi + \frac{p}{\rho}\right) &= -\frac{\partial}{\partial n}\left(\frac{u^2}{2}\right) - 2|\omega| \cdot |u| \cdot |\sin(\omega, u)| \\ &= -u\omega \frac{\partial r}{\partial n} - 2\frac{u^2}{r} = \frac{u^2}{r} - 2\frac{u^2}{r} = -\frac{u^2}{r} \end{aligned}$$

$$\Rightarrow \frac{\partial}{\partial r}\left(\pi + \frac{p}{\rho}\right) = \frac{u^2}{r}$$

Nếu lưu chất chịu tác dụng của lực trọng trường:

$$\Rightarrow \frac{\partial}{\partial r}\left(gz + \frac{p}{\rho}\right) = \frac{u^2}{r}$$

**Nhận xét:**

➤ Theo phương  $r$  (hướng từ tâm quay ra):  $r$  càng lớn,  $\longrightarrow z + \frac{p}{\gamma}$  càng lớn

➤ Khi  $r \rightarrow \infty$ :  $z + \frac{p}{\gamma} = \text{const}$   $\longrightarrow$

áp suất phân bố trên mặt cắt ướt theo quy luật thủy tĩnh (khi ấy các đường dòng song song và thẳng, m/c ướt là mặt phẳng) - đây là trường hợp chất lỏng chuyển động đều hoặc biến đổi dần

• Ý nghĩa năng lượng của phương trình Bernoulli:

$z + \frac{p}{\gamma}$  : là thế năng của một đơn vị trọng lượng lưu chất (bao gồm vị năng đơn vị  $z$  và áp năng đơn vị  $p/\gamma$ ).

$\frac{u^2}{2g}$  : là động năng của một đơn vị trọng lượng lưu chất.

**Bình luận:**

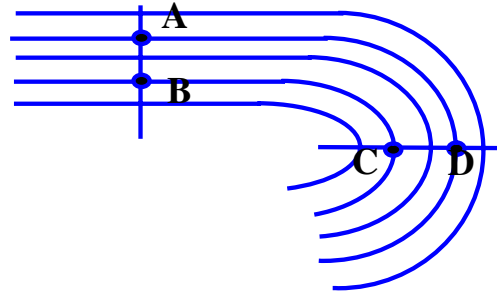
Dòng chảy với các đường dòng như hình vẽ, ta có:

a) 
$$z_A + \frac{p_A}{\gamma} = z_D + \frac{p_D}{\gamma}$$

b) 
$$z_C + \frac{p_C}{\gamma} = z_D + \frac{p_D}{\gamma}$$

c) 
$$z_C + \frac{p_C}{\gamma} = z_B + \frac{p_B}{\gamma}$$

d) 
$$z_A + \frac{p_A}{\gamma} = z_B + \frac{p_B}{\gamma}$$



Câu nào đúng?

### III. PHƯƠNG TRÌNH VI PHÂN CHO CHẤT LỎNG THỰC CHUYỂN ĐỘNG (P.Tr Navier-Stokes)

$$\vec{F} - \frac{1}{\rho} \vec{\text{grad}}(p) + \nu \nabla^2 \vec{u} + \frac{1}{3} \nu \text{grad}(\text{div}(\vec{u})) = \frac{d\vec{u}}{dt}$$

Tích phân phương trình Navier-Stokes cho toàn dòng chảy, ta được phương trình Bernoulli viết cho toàn dòng chất lỏng thực không nén được chuyển động ổn định. Đây là một dạng của phương trình năng lượng, mà ta chứng minh được bằng pp TTKS trong chương động học:

### IV. PHƯƠNG TRÌNH NĂNG LƯỢNG

$$\frac{dQ}{dt} - \frac{dW}{dt} = \frac{\partial}{\partial t} \iiint_w \left( e_u + \frac{1}{2} u^2 + gz + \frac{p}{\rho} \right) \rho dw + \iint_A \left( e_u + \frac{1}{2} u^2 + gz + \frac{p}{\rho} \right) \rho u_n dA$$

*Đây chính là phương trình năng lượng cho dòng chất lỏng không ổn định có khối lượng riêng  $\rho$  thay đổi.*

**1. Đối với dòng ổn định, không có sự trao đổi nhiệt với môi trường bên ngoài:**

$$-\frac{dW}{dt} = \iint_A \left( e_u + \frac{1}{2} u^2 + gz + \frac{p}{\rho} \right) \rho u_n dA$$

*chú ý rằng:*

$Z = z + p/\gamma$  là thế năng đơn vị

$$\Rightarrow \iint_A e_u \rho u_n dA + \frac{dW}{dt} = - \iint_A \left( \frac{1}{2} u^2 + gZ \right) \rho u_n dA$$

**Nhận xét thấy:**  $\iint_A e_u \rho u_n dA + \frac{dW}{dt}$  là phần biến đổi năng lượng do chuyển

động của các phần tử bên trong khối lưu chất gây ra và do ma sát của khối lưu chất với bên ngoài. Đại lượng này khó xác định được bằng lý thuyết, thông thường, nó được tính từ thực nghiệm, tùy theo trường hợp cụ thể. Ta đặt:

$$\iint_A e_u u_n dA + \frac{dW}{dt} = \rho g h_f Q \quad \text{đây chính là năng lượng bị mất đi của lưu chất qua thể tích } W \text{ trong một đơn vị thời gian.}$$

$h_f$  là mất năng trung bình của một đơn vị trọng lượng lưu chất.

$$\Rightarrow \gamma Q h_f = - \iint_A \left( \frac{1}{2} u^2 + gZ \right) \rho u_n dA$$

❖ Nếu xét cho một đoạn dòng chảy vào mặt cắt 1-1 và ra tại m/c 2-2 ( $\rho = \text{const}$ )

$$\rho g h_f Q = - \left( \iint_{A_2} \left( \frac{1}{2} u^2 + gZ \right) \rho u_{2n} dA - \iint_{A_1} \left( \frac{1}{2} u^2 + gZ \right) \rho u_{1n} dA \right)$$

Ta tính riêng các tích phân:

• Nếu trên m/c ướt A, áp suất phân bố theo quy luật thủy tĩnh.

$$\rightarrow \iint_A (gZ) \rho dQ = gZ \rho Q = \left( gz + \frac{p}{\rho} \right) \rho Q$$

• Tích phân thành phần động năng:

$$\rightarrow \iint_A \frac{1}{2} u^2 \rho u_n dA = \text{ĐN}_{\text{thật}} > \frac{1}{2} V^2 \rho Q = \text{ĐN}_V$$

Đưa vào hệ số hiệu chỉnh động năng  $\alpha$ :  $\iint_A \frac{1}{2} u^2 \rho u_n dA = \text{ĐN}_{\text{thật}} = \frac{1}{2} \alpha V^2 \rho Q = \alpha \text{ĐN}_V$

với  $\alpha_{\text{tăng}} = 2$ ;  $\alpha_{\text{rối}} = 1,05 - 1,1$

Như vậy:  $\rho g h_f Q = \left( \frac{1}{2} \alpha_1 V_1^2 + gZ_1 \right) \rho Q - \left( \frac{1}{2} \alpha_2 V_2^2 + gZ_2 \right) \rho Q$

hay: 
$$z_1 + \frac{p_1}{\gamma} + \frac{\alpha_1 V_1^2}{2g} = z_2 + \frac{p_2}{\gamma} + \frac{\alpha_2 V_2^2}{2g} + h_{f1-2}$$

Đây chính là ph.tr. năng lượng cho toàn dòng chảy ổn định chất lỏng thực không nén được nằm trong trường trọng lực từ m/c/1 tới m/c 2 (không có nhập hoặc tách lưu)

❖ Nếu dòng chảy có nhớt hoặc tách lưu ( $\rho = \text{const}$ )

$$\sum_{\text{ivào}} \left( \frac{1}{2} \alpha_i V_i^2 + gZ_i \right) \rho Q_i - \sum_{\text{jra}} \left( \frac{1}{2} \alpha_j V_j^2 + gZ_j \right) \rho Q_j = \sum H_f$$

$\sum H_f$  là tổng năng lượng dòng chảy bị mất đi khi chảy từ các m/c vào đến các m/c ra (trong 1 đ.vị thời gian).

2. Trong trường hợp dòng chảy có sự trao đổi năng lượng với bên ngoài (được bơm cung cấp năng lượng  $H_b$ ; hay dòng chảy cung cấp năng lượng  $H_t$  cho turbine), thì ph. tr trên có dạng tổng quát hơn:

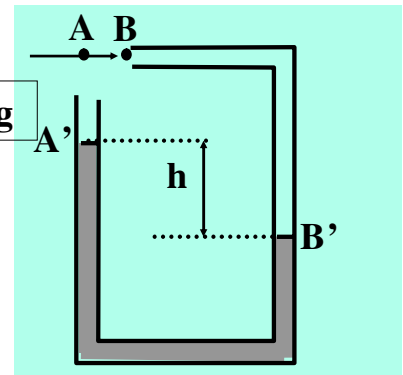
$$H_B + z_1 + \frac{p_1}{\gamma} + \frac{\alpha_1 V_1^2}{2g} = H_T + z_2 + \frac{p_2}{\gamma} + \frac{\alpha_2 V_2^2}{2g} + h_{f1-2}$$

$H_b$  là năng lượng do bơm cung cấp cho một đơn vị trọng lượng dòng chảy khi dòng chảy qua bơm - Ta gọi là cột áp bơm .

$H_t$  là năng lượng mà một đơn vị trọng lượng dòng chảy cung cấp cho turbine khi qua turbine.

**V. ÁP DỤNG PHƯƠNG TRÌNH NĂNG LƯỢNG**

**Ví dụ 1:** Đo lưu tốc điểm của dòng khí bằng ống Pito vòng



Áp dụng ph.tr Bernoulli trên đường dòng từ A tới B (bỏ qua mất năng):

$$z_A + \frac{p_A}{\gamma_k} + \frac{u_A^2}{2g} = z_B + \frac{p_B}{\gamma_k} + \frac{u_B^2}{2g}$$

với  $u_B=0$ , suy ra: 
$$\frac{u_A^2}{2g} = \left( z_B + \frac{p_B}{\gamma_k} \right) - \left( z_A + \frac{p_A}{\gamma_k} \right)$$

Áp dụng phương trình thủy tĩnh lần lượt cho các cặp điểm AA' (trong môi trường khí), A'B' (trong môi trường lỏng); BB' (trong môi trường khí) ta có:

$$\left. \begin{aligned} \left( z_{A'} + \frac{p_{A'}}{\gamma_k} \right) &= \left( z_A + \frac{p_A}{\gamma_k} \right) \\ \left( z_{B'} + \frac{p_{B'}}{\gamma_k} \right) &= \left( z_B + \frac{p_B}{\gamma_k} \right) \end{aligned} \right\} \text{ Suy ra } \left( z_B + \frac{p_B}{\gamma_k} \right) - \left( z_A + \frac{p_A}{\gamma_k} \right) = (z_{B'} - z_{A'}) + \frac{p_{B'} - p_{A'}}{\gamma_k} = -h + \frac{\gamma_l h}{\gamma_k} = h \left( \frac{\gamma_l}{\gamma_k} - 1 \right)$$

Như vậy:

$$u_A = \sqrt{2gh \left( \frac{\gamma_l}{\gamma_k} - 1 \right)}$$

**Ví dụ 2: Đo Lưu lượng qua ống Ventury**

Áp dụng p. tr năng lượng cho dòng chảy từ m/c 1-1 đến 2-2 (bỏ qua mất năng):

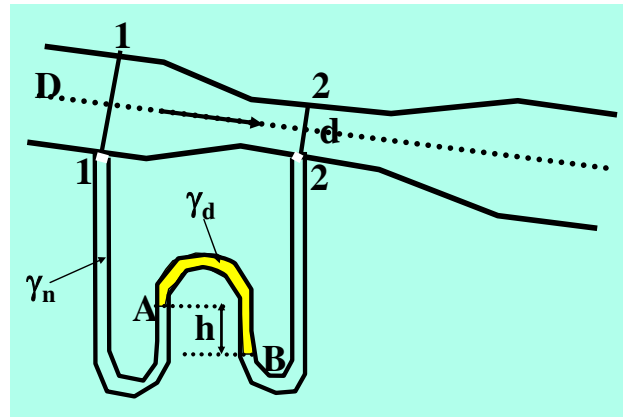
$$z_1 + \frac{p_1}{\gamma_n} + \frac{\alpha_1 V_1^2}{2g} = z_2 + \frac{p_2}{\gamma_n} + \frac{\alpha_2 V_2^2}{2g}$$

( $\alpha_1, \alpha_2=1$ ): Suy ra:

$$\frac{Q^2}{2g} \left( \frac{1}{A_2^2} - \frac{1}{A_1^2} \right) = \left( z_1 + \frac{p_1}{\gamma_n} \right) - \left( z_2 + \frac{p_2}{\gamma_n} \right)$$

Hay:

$$Q = \sqrt{\left( \frac{A_2^2 A_1^2}{A_1^2 - A_2^2} \right)} \sqrt{2gh \left( 1 - \frac{\gamma_d}{\gamma_n} \right)}$$



Lưu lượng **Q ở trên tính được không kể tới tổn thất năng lượng**,

Thực tế lưu lượng **Q<sub>thực</sub> nhỏ hơn**, nên cần hiệu chỉnh lại lưu lượng sau khi tính Q<sub>tính</sub>. Hiệu chỉnh bằng công thức trên như sau: **Q<sub>thực</sub> = CQ<sub>tính</sub>** với C < 1 là hệ số hiệu chỉnh Ventury (do mất năng sinh ra).

**Ví dụ 3: Dòng chảy ổn định qua lỗ thành mỏng:**

$$z_0 + \frac{p_0}{\gamma} + \frac{\alpha_0 V_0^2}{2g} = z_c + \frac{p_c}{\gamma} + \frac{\alpha_c V_c^2}{2g} + h_f$$

Năng lượng của dòng chảy từ bình ra ngoài chủ yếu bị mất đi là do co hẹp khi qua lỗ, đây là loại mất năng cục bộ, nó tỷ lệ với  $V_c^2$  tại mặt cắt co hẹp c-c (học trong chương đường ống). Ta có thể viết lại:

$$z_0 + \frac{p_0}{\gamma} + \frac{\alpha_0 V_0^2}{2g} = z_c + \frac{p_c}{\gamma} + \frac{\alpha_c V_c^2}{2g} + \xi \frac{V_c^2}{2g}$$

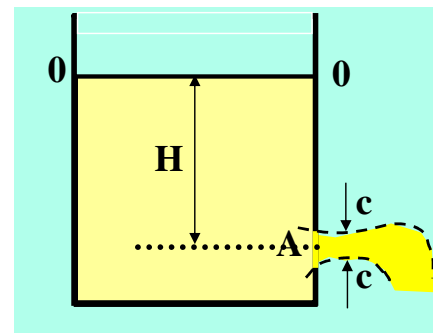
$V_0=0, p_0=0$ ; Suy ra:

$$V_c = \sqrt{\left( \frac{1}{\alpha + \xi} \right)} \sqrt{2gH} = C_v \sqrt{2gH}$$

với  **$C_v < 1$  gọi là hệ số lưu tốc.**

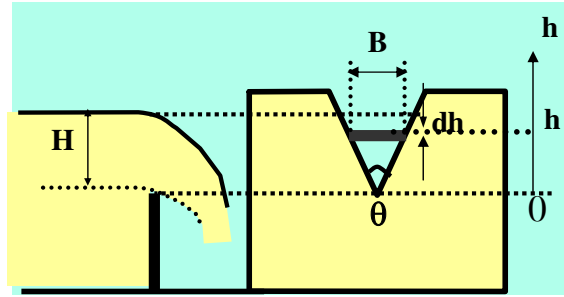
$$\text{Lưu lượng: } Q = A_c V_c = A_c \sqrt{\left( \frac{1}{\alpha + \xi} \right)} \sqrt{2gH} = A_c C_v \sqrt{2gH} = \varepsilon C_v A \sqrt{2gH} = C_d A \sqrt{2gH}$$

Với **A là diện tích lỗ tháo,  $\varepsilon$  là hệ số co hẹp,  $C_d (< C_v)$  là hệ số lưu lượng**



**Ví dụ 4: Dòng chảy ổn định qua đập tràn thành mỏng:**

Xem dòng chảy là tập hợp của những dòng chảy qua lỗ thành mỏng có bề rộng B, cao dh nằm ở tọa độ h trên trục tọa độ Oh như hình vẽ.



Lưu lượng qua lỗ tháo:

$$dQ = C_d B dh \sqrt{2g(H - h)} = C_d 2tg\left(\frac{\theta}{2}\right)(h)\sqrt{2g(H - h)}dh$$

$$Q = \int_0^H C_d 2tg\left(\frac{\theta}{2}\right)(h)\sqrt{2g(H - h)}dh$$

Để lấy tích phân trên ta đặt:  $u = h$ ;  $dv = \sqrt{(H - h)}dh$

Kết quả cho:

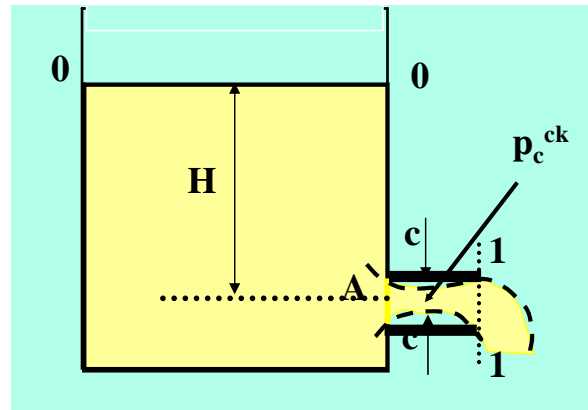
$$Q = C_d \frac{8}{15} tg\left(\frac{\theta}{2}\right) H^2 \sqrt{2gH}$$

**Ví dụ 5: Dòng chảy qua vòi lắp ngoài:**

$$z_c + \frac{p_c}{\gamma} + \frac{\alpha_c V_c^2}{2g} = z_1 + \frac{p_1}{\gamma} + \frac{\alpha_1 V_1^2}{2g}$$

suy ra:

$$\frac{p_c}{\gamma} = \frac{\alpha_1 V_1^2}{2g} - \frac{\alpha_c V_c^2}{2g} < 0$$



Giả sử vòi có đường kính d bằng lỗ thành mỏng, và hệ số co hẹp cả hai trường hợp như nhau. Ta chứng minh được vận tốc  $V_c$  qua vòi lớn hơn qua lỗ, vì tại m/c c-c trong vòi áp suất là áp suất chân không, nên:

$$V_{cvòi} = \sqrt{\left(\frac{1}{\alpha_c + \xi}\right)} \sqrt{2g\left(H - \frac{p_c}{\gamma}\right)} = C_v \sqrt{2g\left(H - \frac{p_c}{\gamma}\right)} > V_{clỗ}$$

Như vậy, **lưu lượng qua vòi lớn hơn lưu lượng qua lỗ thành mỏng** và bằng: (viết phương trình năng lượng cho dòng chảy từ m/c 0-0 đến 1-1 để tìm ra vận tốc 1 tại mặt cắt ra 1-1). trong trường hợp này :  $C_d = C_v$ :

$$Q = C_v A \sqrt{2gH} = C_d A \sqrt{2gH}$$



**Ví dụ 6: Dòng chảy không ổn định ra ngoài bình:**

$$Q = C_d a \sqrt{2gh}$$

trong đó h giảm theo thời gian

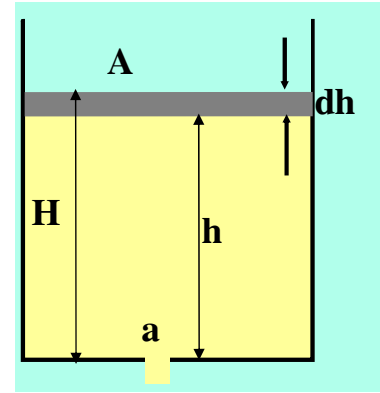
Sau thời gian dt, thể tích trong bình giảm:

$$dW = -Adh = Qdt = C_d a \sqrt{2gh} dt$$

$$dt = -\frac{A}{C_d a \sqrt{2gh}} dh$$

Vậy thời gian để nước chảy hết bình là:

$$T = -\int_H^0 \frac{A}{C_d a \sqrt{2gh}} dh = -\frac{A}{C_d a \sqrt{2g}} 2\sqrt{h} \Big|_H^0 = \frac{A}{C_d a \sqrt{2g}} 2\sqrt{H}$$

**Ví dụ 7a: Dòng chảy qua máy thủy lực:**

$$z_0 + \frac{p_0}{\gamma} + \frac{\alpha_0 V_0^2}{2g} = z_1 + \frac{p_1}{\gamma} + \frac{\alpha_1 V_1^2}{2g} + h_{f0-1}$$

$$p_0=0; V_0=0; z_0=0$$

Suy ra tại mặt cắt 1-1 trước bơm có áp suất chân không:

$$\frac{p_1}{\gamma} = -(z_1 + \frac{\alpha_1 V_1^2}{2g} + h_f) < 0$$

$$z_0 + \frac{p_0}{\gamma} + \frac{\alpha_0 V_0^2}{2g} + H_B = z_2 + \frac{p_2}{\gamma} + \frac{\alpha_2 V_2^2}{2g} + h_{f0-2}$$

Suy ra:

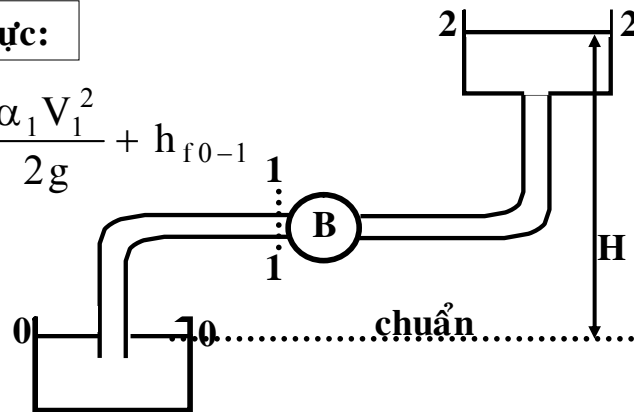
$$H_B = H + h_{f0-2}$$

Công suất hữu ích của bơm:

$$N = \gamma Q H_B$$

Hiệu suất bơm:

$$\eta = \frac{\gamma Q H_B}{N_{\text{truc}}}$$



**Ví dụ 7b**

Bơm hút nước từ giếng lên như hình vẽ. Biết lưu lượng  $Q=30$  lít/s, đường kính ống hút  $D=0,12\text{m}$ . Tại chỗ uốn cong có hệ số tổn thất là  $\xi=0,5$ . Chiều dài đường ống hút  $L = 5\text{m}$ . Ống có hệ số ma sát đường dài là  $\lambda=0,02$ . Nếu nước có nhiệt độ là  $20^\circ\text{C}$  và bỏ qua tổn thất cục bộ vào miệng ống. Tìm chiều cao đặt bơm  $z_B$  tối đa

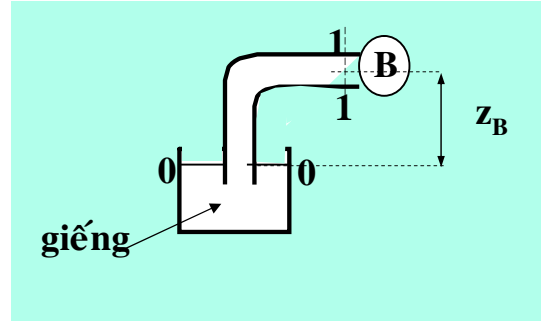
**Giải:** Ở  $20^\circ\text{C}$ , áp suất hơi bão hoà của nước là  $0,25\text{ m}$  nước. Vậy áp suất chân không tại mặt cắt trước bơm cho phép tối đa là  $9,75\text{ m}$  nước.

Ta có:  $V = \frac{Q}{A} = 2.653\text{m/s}$

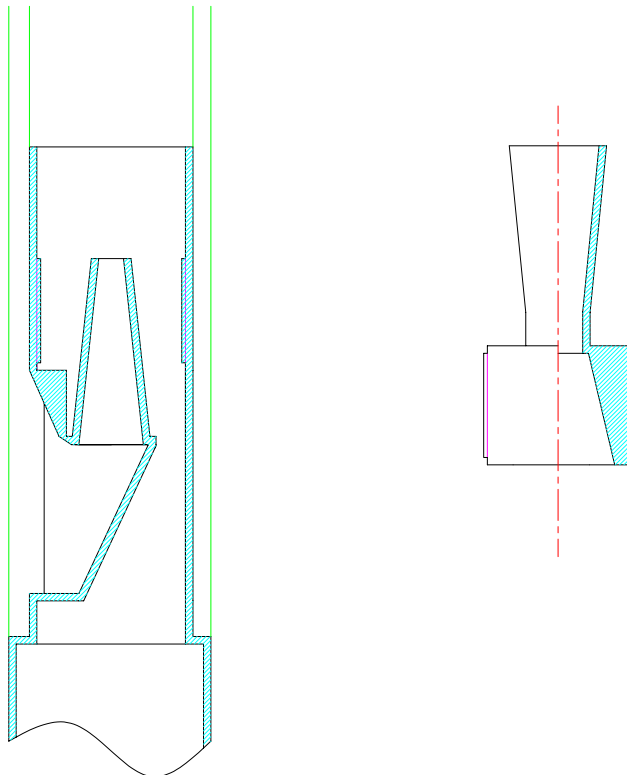
$$z_B = -\frac{p_1}{\gamma} - \frac{\alpha_1 V_1^2}{2g} \left( 1 + \lambda \frac{L}{D} + \xi \right)$$

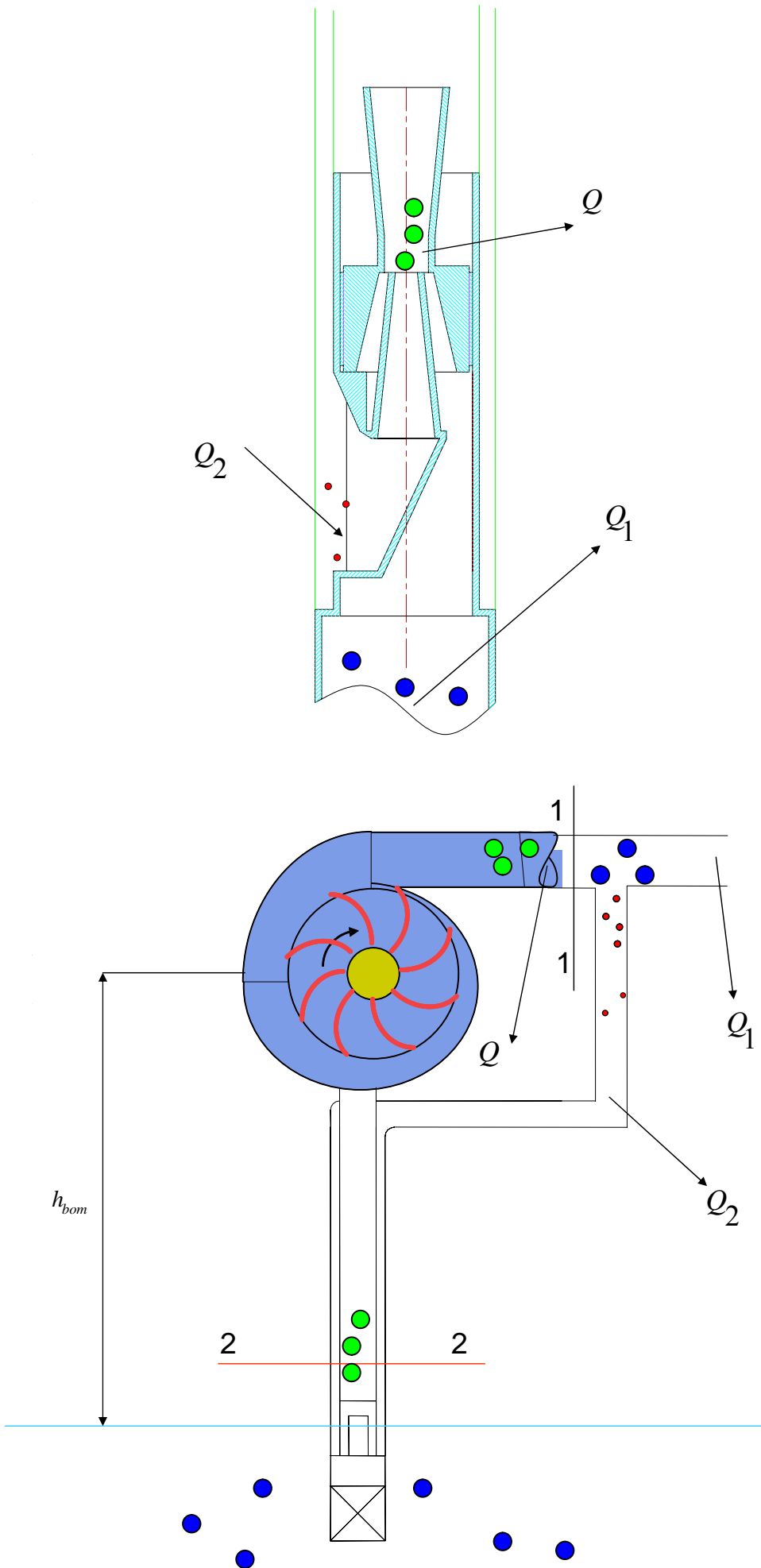
$$z_B = 9,75 - \frac{\alpha_1 2.653^2}{2 * 9.81} \left( 1 + 0.02 \frac{5}{0.12} + 0.5 \right)$$

$$z_B = 8.91\text{m}$$



### Cấu tạo bộ phận cải tiến của bơm





**Ví dụ 8:** Độ chênh mực thủy ngân trong ống chữ U nối hai đầu với cuối ống hút và đầu ống đẩy là. Đường kính ống hút là  $D_1=8$  cm. Đường kính ống đẩy là  $D_2=6$  cm.  $Q=17$  lít/s. Công suất hữu ích của bơm là 1261 W.

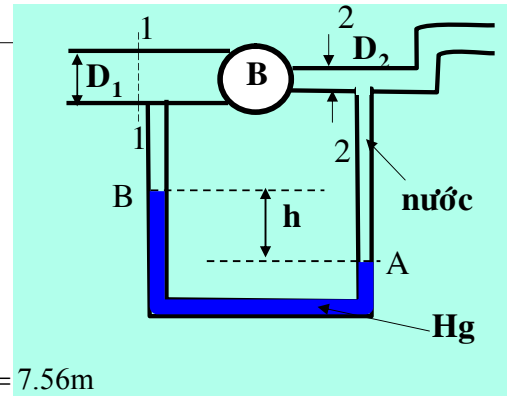
1. Bỏ qua mất năng, xác định độ chênh áp suất trước và sau bơm.
2. Xác định h trong ống chữ U

$$V_1 = \frac{Q}{A_1} = \frac{Q \cdot 4}{\pi D_1^2} = \frac{17 \cdot 10^{-3} \cdot 4}{\pi \cdot (0.08)^2} = 3.38 \text{ m/s}$$

$$V_2 = \frac{Q}{A_2} = \frac{Q \cdot 4}{\pi D_2^2} = \frac{17 \cdot 10^{-3} \cdot 4}{\pi \cdot (0.06)^2} = 6.01 \text{ m/s}$$

$$z_1 + \frac{p_1}{\gamma} + \frac{\alpha_1 V_1^2}{2g} + H_B = z_2 + \frac{p_2}{\gamma} + \frac{\alpha_2 V_2^2}{2g}$$

Từ:  $N = \gamma Q H_B$  Suy ra:  $H_B = \frac{N}{\gamma Q} = \frac{1261}{9.81 \cdot 10^3 \cdot 17 \cdot 10^{-3}} = 7.56 \text{ m}$



Vậy chênh lệch áp suất:  $\left(z_2 + \frac{p_2}{\gamma}\right) - \left(z_1 + \frac{p_1}{\gamma}\right) = H_B + \left(\frac{\alpha_1 V_1^2}{2g} - \frac{\alpha_2 V_2^2}{2g}\right) = 6.30 \text{ m}$

$$\left. \begin{aligned} \left(z_2 + \frac{p_2}{\gamma_n}\right) &= \left(z_A + \frac{p_A}{\gamma_n}\right) \\ \left(z_1 + \frac{p_1}{\gamma_n}\right) &= \left(z_B + \frac{p_B}{\gamma_n}\right) \end{aligned} \right\} \Rightarrow \left(z_2 + \frac{p_2}{\gamma_n}\right) - \left(z_1 + \frac{p_1}{\gamma_n}\right) = (z_A - z_B) + \frac{p_A - p_B}{\gamma_n}$$

$$= -h + \frac{\gamma_{Hg} h}{\gamma_n} = h \left(\frac{\gamma_{Hg}}{\gamma_n} - 1\right) \Rightarrow h = \frac{\left(z_2 + \frac{p_2}{\gamma_n}\right) - \left(z_1 + \frac{p_1}{\gamma_n}\right)}{\left(\frac{\gamma_{Hg}}{\gamma_n} - 1\right)}$$

Tính được:  $h=0.50 \text{ m}$

**Ví dụ 9:** Nước chảy từ bể chứa qua turbine. Hiệu suất cả hệ thống là 80%. Cho  $H=60\text{m}$ ,  $V=4,24\text{m/s}$ .

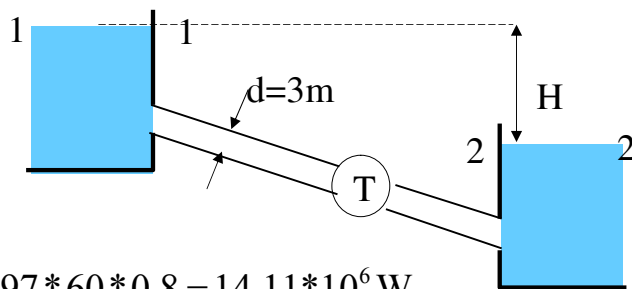
1. Xác định lưu lượng Q chảy qua turbine
2. Tính công suất điện phát ra, bỏ qua mất năng

$$Q = VA = V \frac{\pi D^2}{4} = \frac{4.24 \cdot \pi \cdot 3^2}{4} = 29.97 \text{ m}^3/\text{s}$$

$$z_1 + \frac{p_1}{\gamma} + \frac{\alpha_1 V_1^2}{2g} = z_2 + \frac{p_2}{\gamma} + \frac{\alpha_2 V_2^2}{2g} + H_T$$

$$\Rightarrow H_T = H$$

$$\Rightarrow N_T = \gamma Q H_T \cdot 80\% = 9.81 \cdot 10^3 \cdot 29.97 \cdot 60 \cdot 0.8 = 14.11 \cdot 10^6 \text{ W}$$



**Ví dụ10:** Xác định lưu lượng Q và tổn thất năng lượng khi dòng chảy ra ngoài không khí. Bỏ qua co hẹp

$$z_1 + \frac{p_1}{\gamma} + \frac{\alpha_1 V_1^2}{2g} = z_2 + \frac{p_2}{\gamma} + \frac{\alpha_2 V_2^2}{2g} + h_f$$

$$V_1 = 0; p_1 = 0; p_2 = 0$$

$$\Rightarrow H = \frac{\alpha_2 V_2^2}{2g} + h_f$$

Mặt khác tia nước bắn ra với động năng  $\frac{\alpha_2 V_2^2}{2g}$  nghiệm,

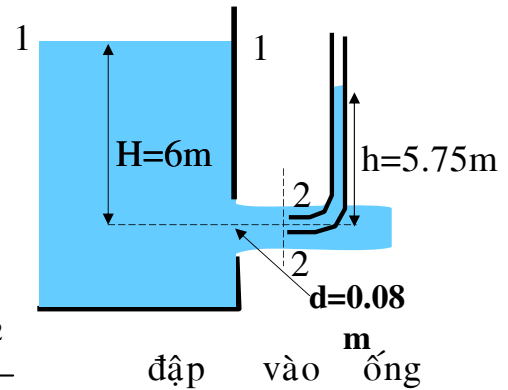
dừng lại, vậy toàn bộ động năng này chuyển hoá thành áp năng đẩy cột nước trong ống nghiệm lên một độ cao  $h=5,75m$ .

$$h = \frac{\alpha_2 V_2^2}{2g} \Rightarrow V_2 = \sqrt{2gh} = 10.62m/s$$

Vậy:

$$\Rightarrow Q = AV = \frac{\pi d^2}{4} V = \frac{\pi * 0.08^2}{4} * 10.62 = 0.0534m^3/s$$

$$\text{Và: } h_f = 6 - 5.75 = 0.25 \text{ m nước}$$



**Ví dụ10b:** Bên hông một bình chứa nước có hai lỗ tháo nước A và B như hình vẽ. Lỗ A nằm dưới mặt thoáng nước một độ sâu  $H_A$ ; lỗ B nằm dưới mặt thoáng nước một độ sâu  $H_B$ . Tia nước bắn ra từ hai lỗ giao nhau tại O. Giả sử hệ số lưu tốc của hai lỗ là như nhau và bằng  $C_V$ . Tìm khoảng cách x từ O đến thành bình

**Giải:** phương trình đường quỹ đạo của tia nước bắn ngang ra khỏi lỗ với vận tốc V cho dưới dạng:  $x^2=2V^2y/g$ ; với gốc tọa độ tại lỗ, x hướng ngang và y hướng xuống, g là gia tốc trọng trường. Suy ra:

$$x^2 = \frac{2V_A^2 y_A}{g} = \frac{2V_B^2 y_B}{g}$$

$$\Rightarrow x^2 = \frac{4C_V^2 g H_A y_A}{g} = \frac{4C_V^2 g H_B y_B}{g}$$

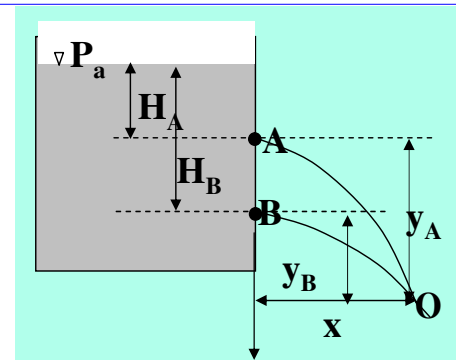
$$\Rightarrow H_A y_A = H_B y_B$$

Mặt khác ta có:  $H_A + y_A = H_B + y_B$

Giải ra được:  $H_A = y_B$  ;  $H_B = y_A$

Suy ra:

$$x = 2C_V \sqrt{H_A H_B}$$



## VI. PHƯƠNG TRÌNH ĐỘNG LƯỢNG

Dạng tổng quát của p.tr ĐL (chứng minh từ chương Động Học):

$$\sum \vec{F}_{\text{ngoại lực}} = \frac{\partial}{\partial t} \iiint_w (\vec{u}) \rho dw + \iint_A (\vec{u}) \rho u_n dA$$


➤ Đối với dòng ổn định:  $\left. \frac{\partial X}{\partial t} \right|_w = 0 \Rightarrow \sum \vec{F}_{\text{ngoại lực}} = \iint_A \vec{u} \rho u_n dA = \iint_A \vec{u} \rho dQ$

➤ Đối với dòng nguyên tố chuyển động ổn định (vào ở  $dA_1$ ; ra ở  $dA_2$ ):

$$\vec{u}_2 \rho_2 u_{2n} dA_2 - \vec{u}_1 \rho_1 u_{1n} dA_1 = \sum \vec{F}_{\text{ngoại lực}}$$

➤ Đối với toàn dòng chảy từ mặt cắt 1-1 đến 2-2, ta cần chiếu phương trình ĐL trên lên một phương  $s$  bất kỳ, rồi sau đó lấy tích phân trên từng m/c  $A_1, A_2$ :

$$\int_{A_2} u_{2s} \rho_2 dQ_2 - \int_{A_1} u_{1s} \rho_1 dQ_1 = \sum F_s_{\text{ngoại lực}}$$

Ta có:  $\int_A u_s \rho dQ = \Delta L_{\text{thật/s}} > \rho Q V_s = \Delta L_{V/s}$  

Ta đưa vào hệ số  $\alpha_0$ :  $\Delta L_{\text{thật}} = \int_A u_s \rho dQ = \alpha_0 \Delta L_V = \alpha_0 V_s \rho Q$

$\alpha_0$  là hệ số hiệu chỉnh động lượng;  $\alpha_{0\text{tăng}} = 4/3$ ;  $\alpha_{0\text{rối}} = 1,02-1,05$

Như vậy *ph.trình Động lượng chiếu trên một phương  $s$  bất kỳ đối với toàn dòng chảy ổn định lưu chất không nén được* đi vào m/c 1 ra m/c 2 viết dưới dạng sau:

$$\left( \sum \vec{F} \right)_s = \rho Q (\alpha_{02} V_{2s} - \alpha_{01} V_{1s}) = \Delta L_{\text{ra/s}} - \Delta L_{\text{vào/s}}$$

➤ Trường hợp dòng chảy có nhiều m/c ra và nhiều m/c vào:

$$\left( \sum \vec{F} \right)_s = \sum \Delta L_{\text{ra/s}} - \sum \Delta L_{\text{vào/s}}$$

## VII. ÁP DỤNG PHƯƠNG TRÌNH ĐỘNG LƯỢNG

$$\overline{(\sum \mathbf{F})}_s = \rho Q (\alpha_{02} V_{2s} - \alpha_{01} V_{1s}) = \text{ĐL}_{\text{ra/s}} - \text{ĐL}_{\text{vào/s}}$$

Phân tích ngoại lực, thông thường gồm có các lực sau đây:

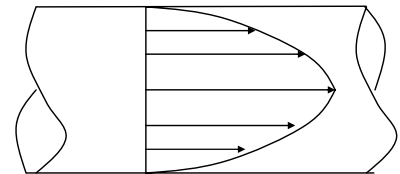
- Trọng lực  $G$
- Lực ma sát  $F_{ms}$  giữa chất lỏng với thành rắn.
- Phản lực  $N$  từ thành rắn tác dụng vào khối lưu chất.
- Áp lực  $F_i$  từ các phía tác dụng vào các m/c (mà dòng chảy ra hoặc vào khối thể tích kiểm soát. (tính như áp lực thủy tĩnh).

*Hai lực giữa ( $F_{ms}$  và  $N$ ) thông thường gom chung thành một lực  $R$  gọi là lực của thành rắn tác dụng vào khối lưu chất.*

*Lực trọng trường  $G$  thông thường bị triệt tiêu khi chiếu lên phương nằm ngang (vì  $G$  theo phương thẳng đứng), hoặc giả thiết nhỏ nên không tính tới (trừ trường hợp có giá trị lớn đáng kể và khi chiếu p.tr ĐL lên phương thẳng đứng)*

### Ví dụ (tự giải):

Lưu chất khối lượng riêng  $\rho$  chảy trong ống tròn bán kính  $r_o$  có phân bố vận tốc như sau:



$$u = u_{\max} \left( 1 - \frac{r^2}{r_o^2} \right)$$

Trong đó  $u_{\max}$  là vận tốc cực đại tại tâm ống. Tìm động lượng đi qua mặt cắt thẳng góc với dòng chảy trong đơn vị thời gian:

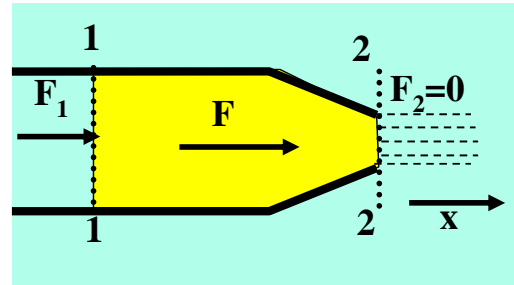
$$\text{ĐS} = \rho u_{\max}^2 \pi r_o^2 / 3$$

**Ví dụ 11. Lực F t/dụng lên vòi cứu hoả:**

Áp dụng p. tr ĐL cho thể tích KS như hình vẽ:

$$\rho Q(\alpha_{02} V_2 - \alpha_{01} V_1) = R_x + F_1 - F_2$$

Chọn  $\alpha_0=1$ :  $\Rightarrow R_x = \rho Q(V_2 - V_1) - F_1$



$F_1=p_1A_1$ ;  $F_2=0$ ; áp dụng thêm p.tr năng lượng cho dòng chảy từ 1-1 tới 2-2, ta có:

$$\frac{p_1}{\gamma} = \frac{V_2^2 - V_1^2}{2g} \Rightarrow F_1 = \frac{\rho(V_2^2 - V_1^2)}{2} A_1$$

$$\Rightarrow R_x = \rho A_1 V_1 (V_2 - V_1) - \frac{\rho(V_2^2 - V_1^2)}{2} A_1$$

$$= \rho A_1 (V_2 - V_1) \left( V_1 - \frac{V_2 + V_1}{2} \right) < 0$$

*Như vậy lực F của lưu chất tác dụng vào vòi hướng tới và bằng R.*

**Ví dụ 12. Lực F của dòng chảy tác dụng lên vòi uốn cong 90°:**

Trên phương x:

$$\rho Q(\alpha_{02} V_2) = R_x$$

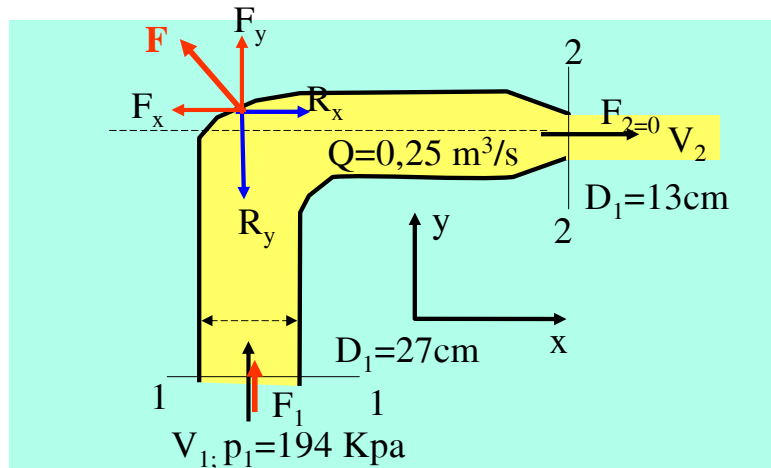
Chọn  $\alpha_0=1$ :

$$\Rightarrow R_x = \rho Q(V_2) > 0$$

Trên phương y:

$$\rho Q(-\alpha_{01} V_1) = R_y + F_1$$

$$\Rightarrow R_y = \rho Q(-V_1) - F_1 < 0$$



Ta suy ra:

$R_x$  hướng tới trước,  $R_y$  hướng xuống dưới.

Như vậy lực của dòng chảy tác dụng lên vòi:

$F_x$  hướng ra sau ;  $F_y$  hướng lên trên

Thế số vào ta được:  $F_x=4709$  N;  $F_y=11109$  N;  $F=12065$  N



**Ví dụ 13. Lực của dòng chảy tác dụng lên đập tràn:**

Áp dụng p. tr ĐL cho thể tích KS như hình vẽ:

$$R_x = \rho Q(V_c - V_1) - F_1 + F_2 \quad (*)$$

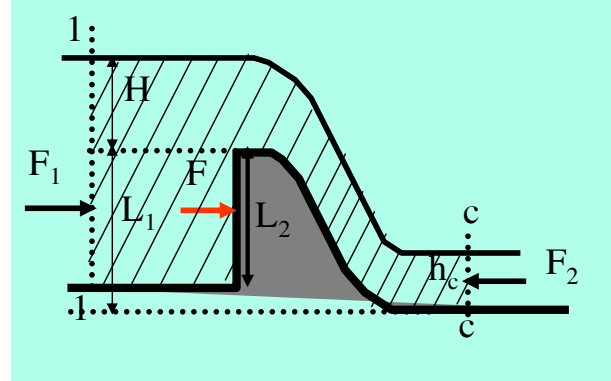
$$F_1 = p_1 A_1 = [\gamma(H + L_2)/2] A_1; \quad F_2 = p_2 A_2 = [\gamma(h_c)/2] A_2$$

Bỏ qua mất năng:

$$z_1 + \frac{p_1}{\gamma} + \frac{\alpha_1 V_1^2}{2g} = z_c + \frac{p_c}{\gamma} + \frac{\alpha_c V_c^2}{2g}$$

$$\Leftrightarrow H + L_1 + \frac{\alpha_1 Q^2}{2gA_1^2} = h_c + \frac{\alpha_c Q^2}{2gA_c^2}$$

$$\Leftrightarrow Q = \sqrt{\frac{A_c^2 A_1^2}{A_1^2 - A_c^2}} \sqrt{2g(H + L_1 - h_c)}$$



Sau khi tính được lưu lượng ta tính  $V_c = Q/A_c$  ;  $V_1 = Q/A_1$ ;  
Sau đó thế vào p.tr (\*) để tìm  $R_x$ ; và  $F = -R_x$ .

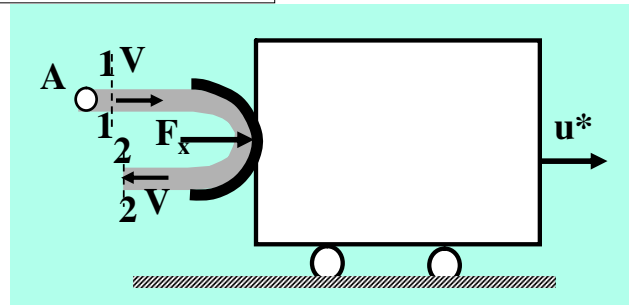
**Ví dụ 14. . Lực tác dụng của tia nước đập vào cánh gáo**

*a. Khi giữ xe đứng yên,*

Lực tác dụng lên xe  $F_x = -R_x$

$$R_x = \rho Q(-V_2 - V_1) - F_1 - F_2$$

$$= \rho VA(-V - V) = -2\rho V^2 A$$



$F_1$  và  $F_2$  đều bằng 0 vì đây là dòng tia, chung quanh đều là áp suất khí trời

*b. Khi xe chuyển động tới với vận tốc  $u^*$ ,*

Lực tác dụng  $F_x = -R_x$  vào xe sẽ nhỏ hơn và bằng:

$$R_x = \rho(V - u^*)A(-(V - u^*) - (V - u^*)) = -2\rho(V - u^*)^2 A$$

Như vậy, công suất hấp thụ bởi gầu bằng:  $N_{gầu} = F_x u^* = 2\rho(V - u^*)^2 A u^*$

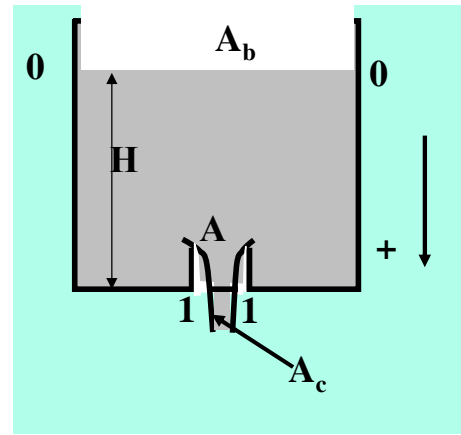
Công suất cung ứng bởi vòi nước:  $N_{vòi} = \rho Q \frac{V^2}{2} = \rho A \frac{V^3}{2}$

Hiệu suất cả hệ thống (đặt  $x = u^*/V$ ):  $\eta = \frac{N_{gầu}}{N_{vòi}} = \frac{2\rho(V - u^*)^2 A u^*}{\rho A V^3 / 2} = 4 \frac{u^*}{V} \left( \frac{V - u^*}{V} \right)^2 = 4x(1 - x)^2$

Khảo sát hàm số trên, ta thấy  $\eta$  đạt giá trị cực đại khi  $x=1$  (loại bỏ) và  $x=1/3$ .

**Ví dụ 15 . Ống Borda thẳng đứng:**

$$G - R_y = \rho A_c V_1 V_1$$



Xem như ống Borda đủ dài để ở sát đáy bình nước yên lặng.

Ta có:

$$G = \rho g A_b H; \quad R_y = \rho g (A_b - A) H;$$

Suy ra: 
$$V_1 = \sqrt{2gH}$$

$$\rho g A H = \rho A_c 2gH \Rightarrow A = 2A_c$$

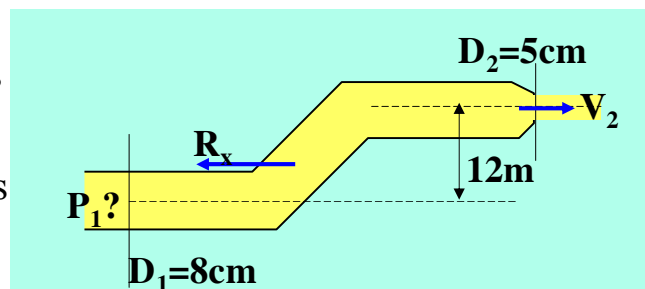
**Ví dụ 16 . Q=12 lít/s. Tìm V<sub>1</sub>; V<sub>2</sub>. Bỏ qua mất năng, xác định p<sub>1</sub>  
Xác định F<sub>x</sub> tác dụng lên ống**

$$V_1 = \frac{Q}{A_1} = \frac{Q.4}{\pi D_1^2} = \frac{12 \cdot 10^{-3} \cdot 4}{\pi \cdot (0.08)^2} = 2.39 \text{ m/s}$$

$$V_2 = \frac{Q}{A_2} = \frac{Q.4}{\pi D_2^2} = \frac{12 \cdot 10^{-3} \cdot 4}{\pi \cdot (0.05)^2} = 6.12 \text{ m/s}$$

$$z_1 + \frac{p_1}{\gamma} + \frac{\alpha_1 V_1^2}{2g} = z_2 + \frac{p_2}{\gamma} + \frac{\alpha_2 V_2^2}{2g}$$

$$\Rightarrow \frac{p_1}{\gamma} = z_2 - z_1 + \frac{\alpha_2 V_2^2}{2g} - \frac{\alpha_1 V_1^2}{2g} = 13.61 \text{ m} \Rightarrow F_1 = p_1 A_1 = 671.2747 \text{ N}$$



$$R_x = \rho Q (V_2 - V_1) - F_1$$

$$R_x = 1000 \cdot 12 \cdot 10^{-3} (6.12 - 2.39) - \frac{3.14 \cdot (0.08)^2}{4} \cdot 13.61 \cdot 9.81 \cdot 10^3$$

$$= -626.584 \text{ N}$$

$$\Rightarrow F_x = 626.58 \text{ N}$$

**Ví dụ 17 . V=30m/s.** Tính lực nắn ngang cần giữ cho xe đứng yên  
 Nếu để xe chạy tới với u=5m/s, thì lực tác động vào xe là bao nhiêu?  
 Tìm hiệu suất

$$Q = VA = \frac{\pi D^2}{4} V = 0.059 \text{ m}^3 / \text{s}$$

$$R_x = \rho Q (-V_1 \cos(30^\circ))$$

$$R_x = 1000 * 0.059 * (-30 \cos(30^\circ)) = -1530.39 \text{ N}$$

Vậy lực  $F_x$  để giữ xe đứng yên là 1530N

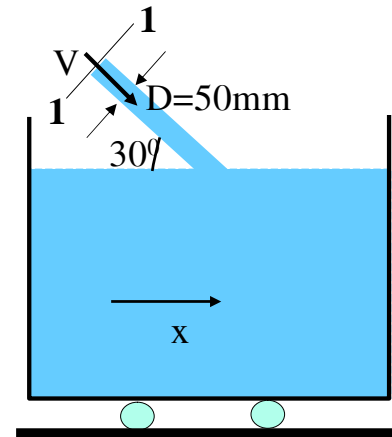
Khi xe chuyển động tới với vận tốc u=5 m/s, thì  
 ph. Tr ĐL sẽ viết lại như sau:

$$\begin{aligned} R_x &= -\rho Q [V_1 \cos(30^\circ) - u] \\ &= -1000 * 0.059 * (30 * \cos(30^\circ) - 5) \\ &= 1235.8689 \text{ N} \end{aligned}$$

Công suất tia nước:  $N_{\text{tia}} = \rho Q \frac{V^2}{2} = \rho A \frac{V^3}{2} = 26507.19 \text{ W}$

Công suất xe:  $N_{\text{xe}} = F_x u = 1235.8689 * 5 = 6179.345 \text{ W}$

Hiệu suất:  $\eta = \frac{N_{\text{xe}}}{N_{\text{tia}}} = 0.233$



**Ví dụ 18 . D=1,2m; d=0.85m, Q<sub>2</sub>=Q<sub>3</sub>=Q<sub>1</sub>/2; Q<sub>1</sub>=6 m<sup>3</sup>/s; p<sub>1</sub>=5Mpa**  
 Bỏ qua mất năng. Xác định lực nắn ngang tác dụng lên chạc ba

$$V_1 = \frac{Q_1}{A_1} = 5.305 \text{ m/s}; V_3 = V_2 = 5.287 \text{ m/s}$$

$$(\sum \vec{F})_s = \sum \text{ĐL}_{\text{ra/s}} - \sum \text{ĐL}_{\text{vào/s}}$$

$$(\rho Q_2 V_2 + \rho Q_3 V_3 \cos(45^\circ)) - \rho Q_1 V_1 = R_x + F_1 - F_2 - F_3 \cos(45^\circ)$$

$$-\rho Q_3 V_3 \sin(45^\circ) = R_y + F_3 \sin(45^\circ)$$

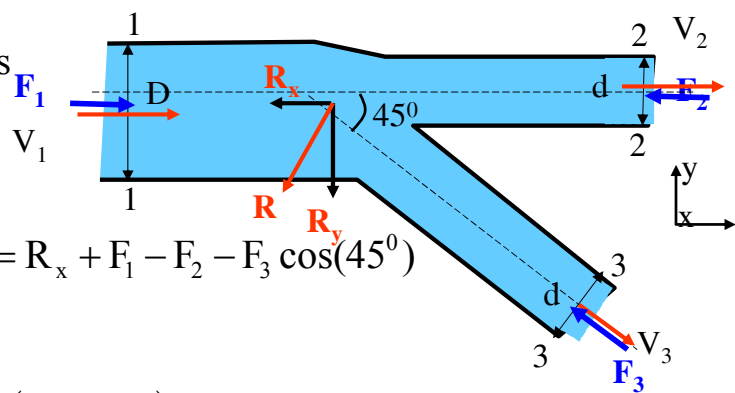
$$\frac{p_2}{\gamma} = \frac{p_1}{\gamma} + \frac{V_1^2 - V_2^2}{2g} \Leftrightarrow p_2 = p_1 + \frac{\rho(V_1^2 - V_2^2)}{2} = 5000097 \text{ Pa} \Rightarrow p_3 = p_2$$

$$F_1 = p_1 A_1 = 5654867 \text{ N}; F_3 = F_2 = p_2 A_2 = 2837306 \text{ N};$$

$$\Rightarrow R_x = (\rho Q_2 V_2 + \rho Q_3 V_3 \cos(45^\circ)) - \rho Q_1 V_1 - F_1 + F_2 + F_3 \cos(45^\circ)$$

$$R_y = -\rho Q_3 V_3 \sin(45^\circ) - F_3 \sin(45^\circ)$$

Thế số: **R<sub>x</sub>=-816,038KN; R<sub>y</sub>=-2017,493 KN; R=2176,281 KN**



Chứng minh hệ số  $\alpha, \alpha_0 > 1$ :

Lưu ý rằng:  $\mathbf{u} = \mathbf{V} \pm \Delta \mathbf{u} \Rightarrow \iint_A \mathbf{u} dA = \iint_A (\mathbf{V} \pm \Delta \mathbf{u}) dA$   
 $\Rightarrow Q = Q \pm \iint_A \Delta \mathbf{u} dA \Rightarrow \iint_A \Delta \mathbf{u} dA = 0$

$$\alpha = \frac{DN_{\text{that}}}{DN_V} = \frac{\iint_A \rho \frac{u^2}{2} u dA}{\rho V A \frac{V^2}{2}} = \frac{1}{A} \iint_A \left( \frac{u}{V} \right)^3 dA = \frac{1}{A} \iint_A \left( \frac{V \pm \Delta u}{V} \right)^3 dA$$

$$= \frac{1}{A} \iint_A \left( \frac{V^3 \pm 3V^2 \Delta u + 3V \Delta u^2 \pm \Delta u^3}{V^3} \right) dA = \frac{1}{A} \left( \iint_A dA \pm \iint_A \frac{3\Delta u}{V} dA + \iint_A 3 \frac{\Delta u^2}{V^2} dA \pm \iint_A \frac{\Delta u^3}{V^3} dA \right) > 1$$

$$\alpha_0 = \frac{DL_{\text{that}}}{DL_V} = \frac{\iint_A \rho u u dA}{\rho V A V} = \frac{1}{A} \iint_A \left( \frac{u}{V} \right)^2 dA = \frac{1}{A} \iint_A \left( \frac{V \pm \Delta u}{V} \right)^3 dA$$

$$= \frac{1}{A} \iint_A \left( \frac{V^2 \pm 2V \Delta u + \Delta u^2}{V^2} \right) dA = \frac{1}{A} \left( \iint_A dA \pm \iint_A \frac{2\Delta u}{V} dA + \iint_A \frac{\Delta u^2}{V^2} dA \right) > 1$$