

МЕХАНИКА НА ФЛУИДИ

Предметен наставник: Вон. Проф. Д-р ВИОЛЕТА ЃЕШОВСКА

7

СТАЦИОНАРНО ТЕЧЕЊЕ ВО
СИСТЕМИ ПОД ПРИТИСОК

МЕХАНИКА НА
ФЛУИДИ



Стационарно течење во системи под притисок

Проблем 1

Познати: Проточно количество (Q) и характеристики на цевки (L , d , f)

Задача: Определување на губитоците на енергија (h_f) и промената на притисокот (p , ПЛ)

Проблем 2

Познати: Губитоците на енергија (h_f) и характеристики на цевки (L , d , f)

Задача: Определување на проточно количество (Q)

Проблем 3

Познати: Проточно количество (Q) и промена на притисокот (p , ПЛ)

Задача: Определување на дијаметар на цевките (d)



Стационарно течење во системи под притисок

Законот за непроменливост на масата и енергија

Равенката на континуитет

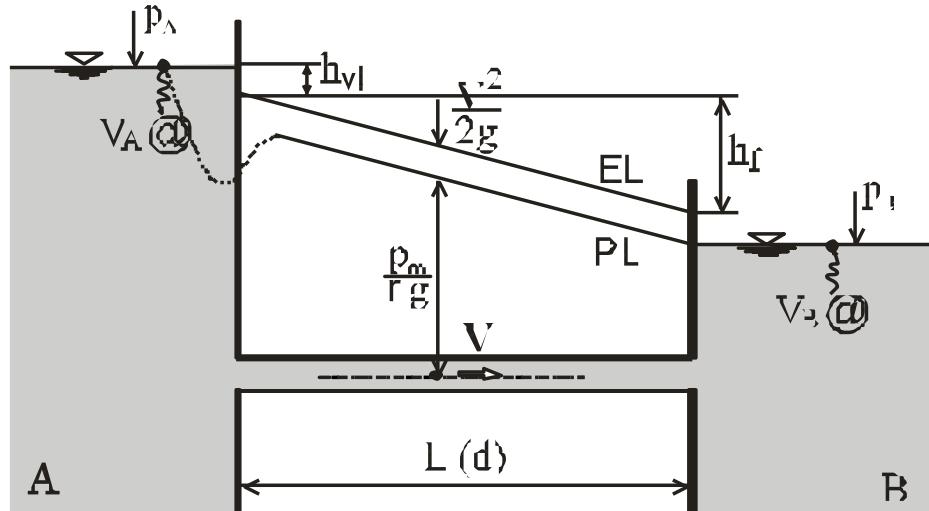
Енергетската равенка



Конструкција на ПЛ и ЕЛ



Кратки цевководи



Енергетската равенка во пресек А-А и В-В во однос на В-В

$$\frac{p_A}{\rho g} + \frac{V_A^2}{2g} + H = \frac{p_B}{\rho g} + \frac{V_B^2}{2g} + 0 + \text{губитоци}$$

$(p_A = p_{at})$ и $(p_B = p_{at})$, $(V_A \approx 0)$ и $(V_B \approx 0)$

$$h_j + h_f = k_m \frac{V^2}{2g} + k_{iz} \frac{V^2}{2g} + f \frac{L}{d} \frac{V^2}{2g}$$

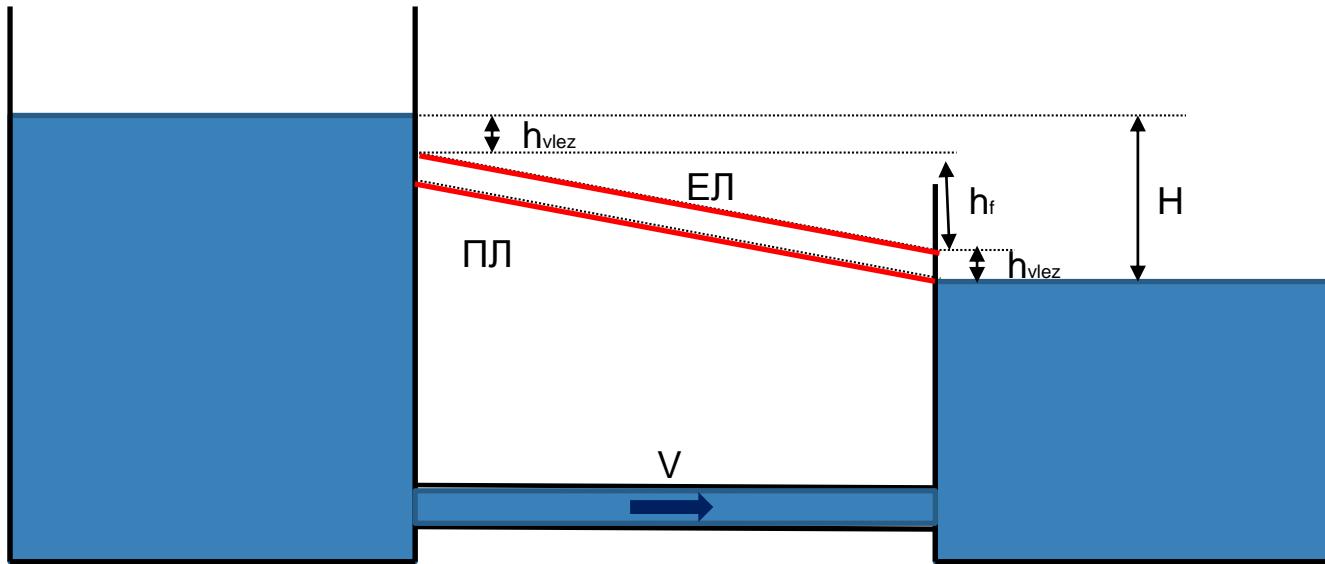
$$V = \frac{1}{\sqrt{\sum k + f \frac{L}{d}}} \sqrt{2gH} = C_v \sqrt{2gH}$$

$$Q = AV$$

Равенката на континуитет

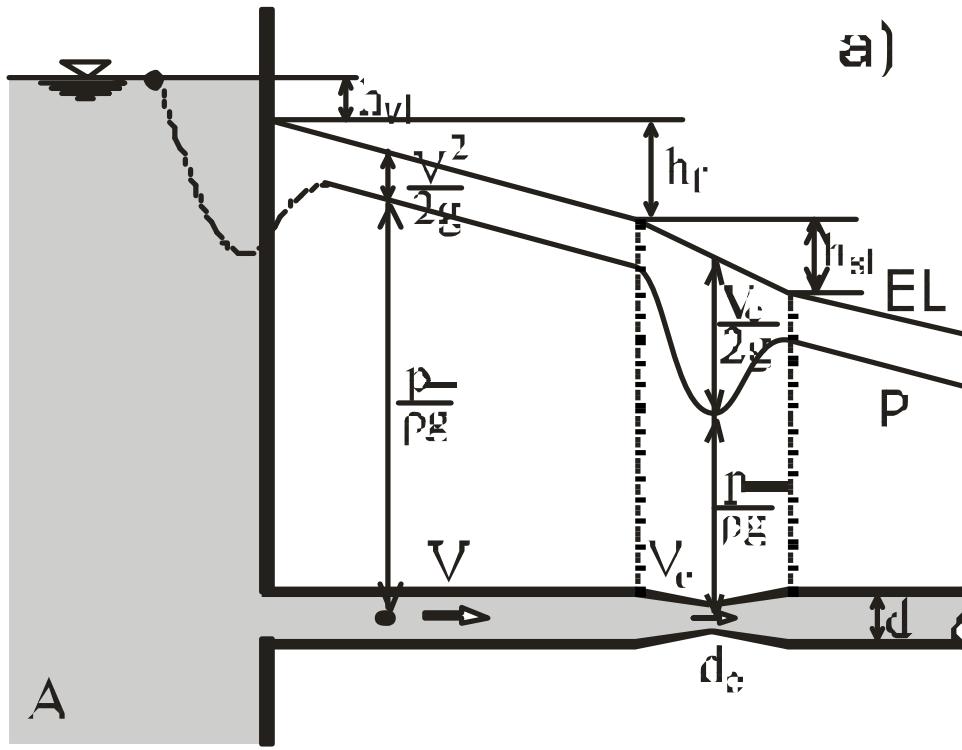


Кратки цевководи



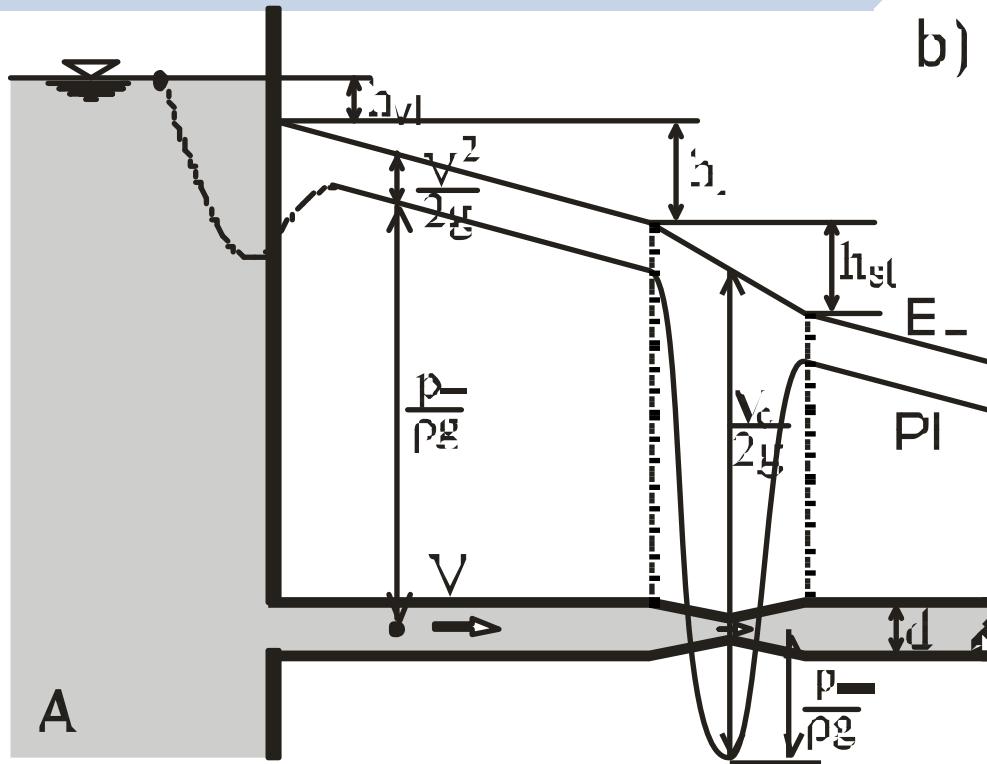


Локално стеснување





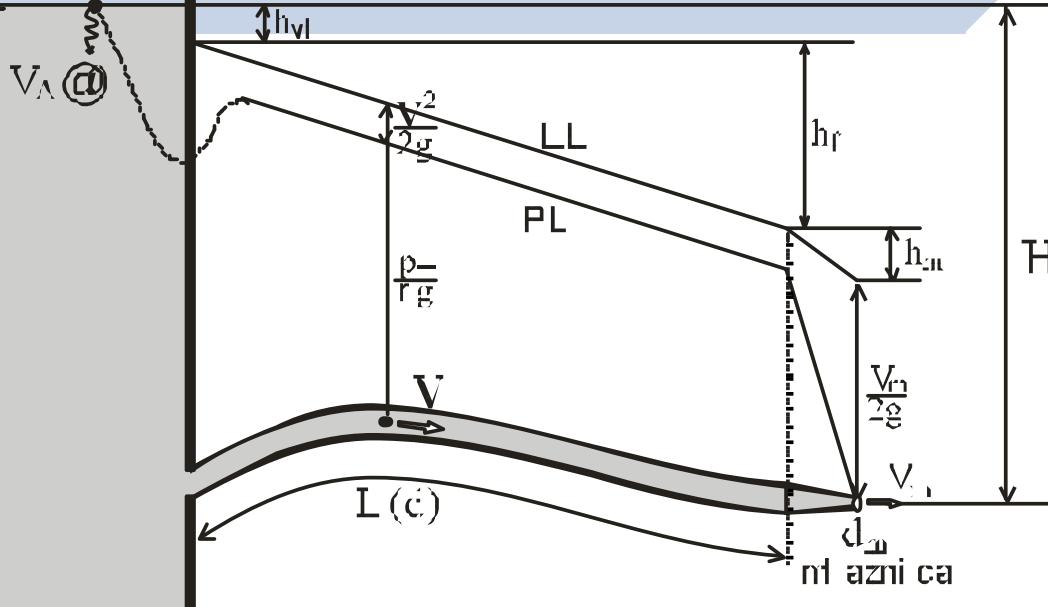
Локално стеснување



$$p_{cv} = p_{at} - p_c$$



Стеснување со млазница



Равенката на континуитет

$$Q = AV = A_m V_m$$

Губитоци=локални+линиски

Линиски:

$$h_f = f \frac{L}{d} \frac{V^2}{2g}$$

Локални=влез+млазница:

$$h_j = k \frac{V^2}{2g}$$

Енергетската равенка во пресек А-А и В-В
во однос на В-В

$$\frac{p_{at}}{\rho g} + \frac{V_A^2}{2g} + H = \frac{p_{at}}{\rho g} + \frac{V_m^2}{2g} + 0 + \text{губитоци}$$



Стеснување со млазница

Снагата на млазот

$$N = \rho g Q \left(\frac{V_m^2}{2g} \right)$$

$$\frac{dN}{dQ} = 0 \quad f \frac{L}{d} \frac{Q^2}{2gA^2} = \frac{H}{3}$$

$$\frac{p_{at}}{\rho g} + \frac{V_A^2}{2g} + H = \frac{p_{at}}{\rho g} + \frac{V_m^2}{2g} + 0 + \text{губитоци}$$

$$\frac{Q^2}{2gA_m^2} = \frac{V_m^2}{2g} = \left(H - \frac{H}{3} \right) = \frac{2}{3} H$$

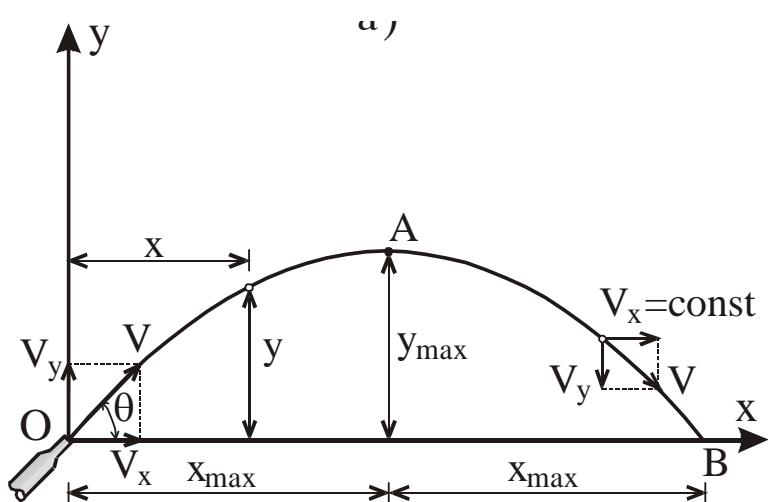
$$H = \frac{V_m^2}{2g} + f \frac{L}{d} \frac{Q^2}{2gA^2}$$

$$\frac{V_m^2}{2g} = H - f \frac{L}{d} \frac{Q^2}{2gA^2}$$

$$N = \rho g Q \left[H - f \frac{L}{d} \frac{Q^2}{2gA^2} \right]$$



Дострел на млаз



насока x:

забрзување $a_x=0$ брзина $V_x=V\cos\theta$ растојание $x=V_x t$ или $t=x/V_x$

насока y: забрзување

 $a_y=-g$ брзина $V_y=V\sin\theta$

растојание

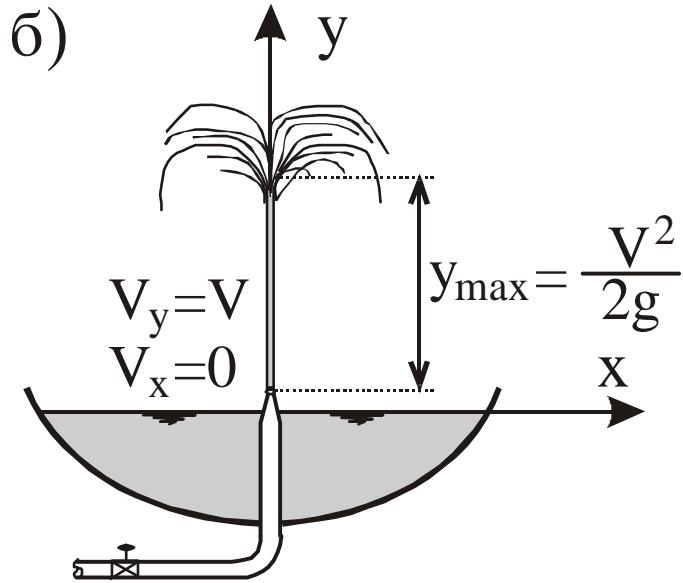
 $y=V_y t - gt^2/2$

$$y = V \sin \theta \left(\frac{x}{V \cos \theta} \right) - \frac{g}{2} \left(\frac{x}{V \cos \theta} \right)^2$$

$$y = x \tan \theta - \frac{g}{2 \cdot V^2 \cos^2 \theta} \cdot x^2$$



Дострел на млаз



$$y_{\max} = \frac{(V \sin \theta)^2}{2g} = \frac{V_y^2}{2g}$$



Коефициент на Chezy

Darcy-Weisbach

$$V^2 = \frac{8g}{f} R \frac{h_f}{L} \rightarrow V = \sqrt{\frac{8g}{f}} \sqrt{R \frac{h_f}{L}}$$

C-Chezy-ев коефициент

$$V = C \sqrt{RS_f}$$

S_f -хиидраулички градиент

$$Q = AV = AC\sqrt{RS_f} \rightarrow Q = K\sqrt{S_f} \quad S_f = \frac{h_f}{L} = \frac{Q^2}{K^2}$$

Chezy-ева равенка

$$K = AC\sqrt{R}$$

Модул на проток

Manning $C = \frac{1}{n} R^{1/6}$

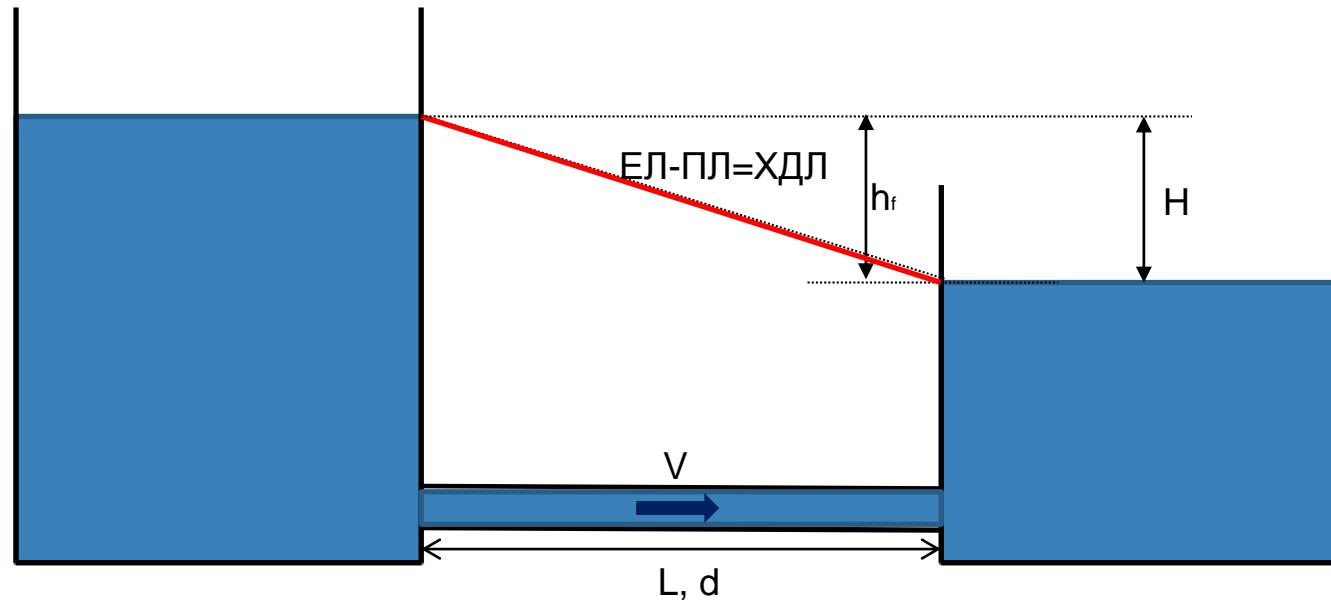
Bazin $C = \frac{87}{1 + \frac{m}{\sqrt{R}}}$

Kutter $C = \frac{23 + \frac{1}{n}}{1 + \frac{23n}{\sqrt{R}}}$

$$h_f = \frac{Q^2}{K^2} L$$

Долги цевководи ($L \gg d$)

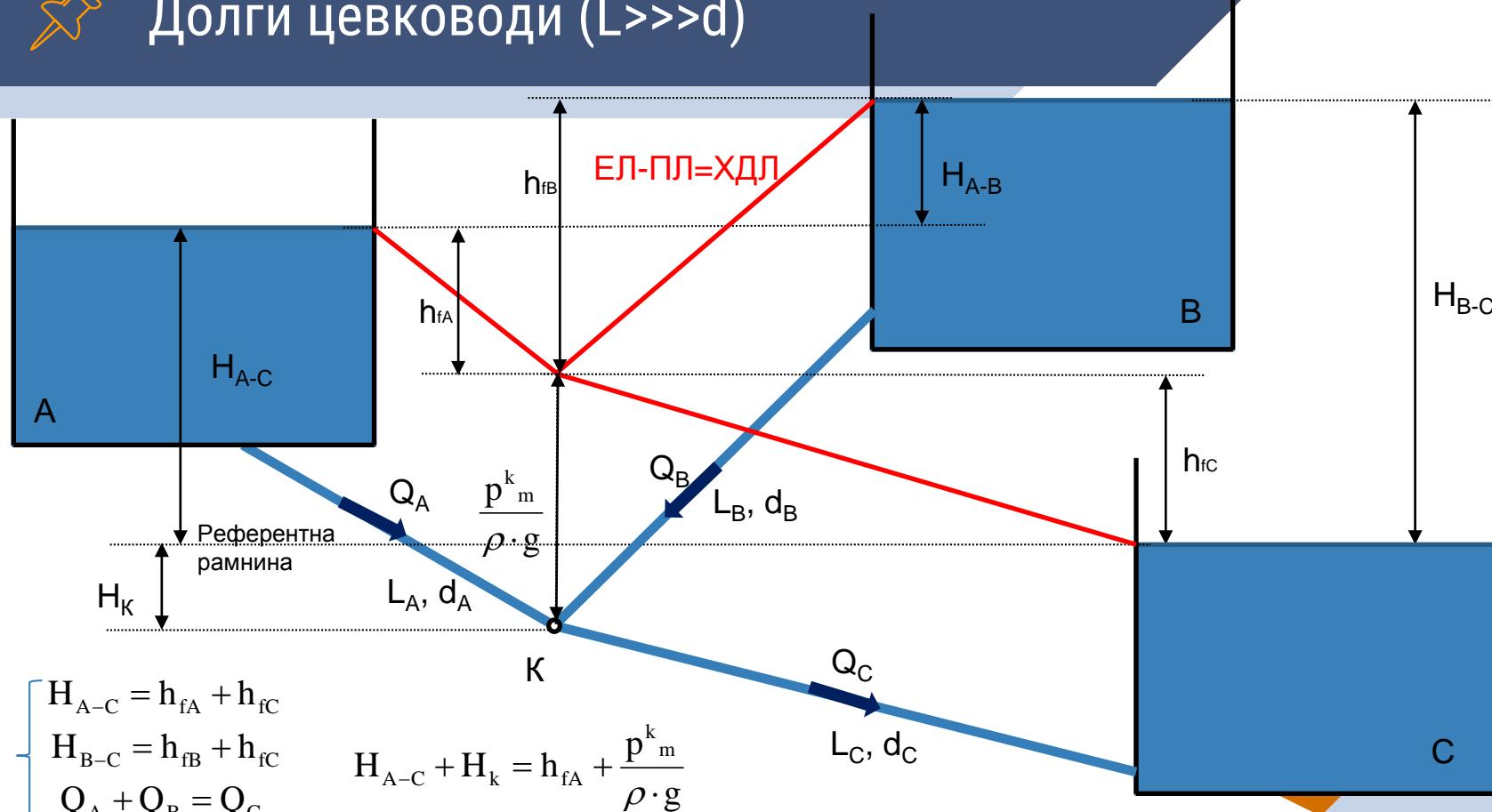
Енергетската равенка во пресек А-А и В-В
во однос на В-В

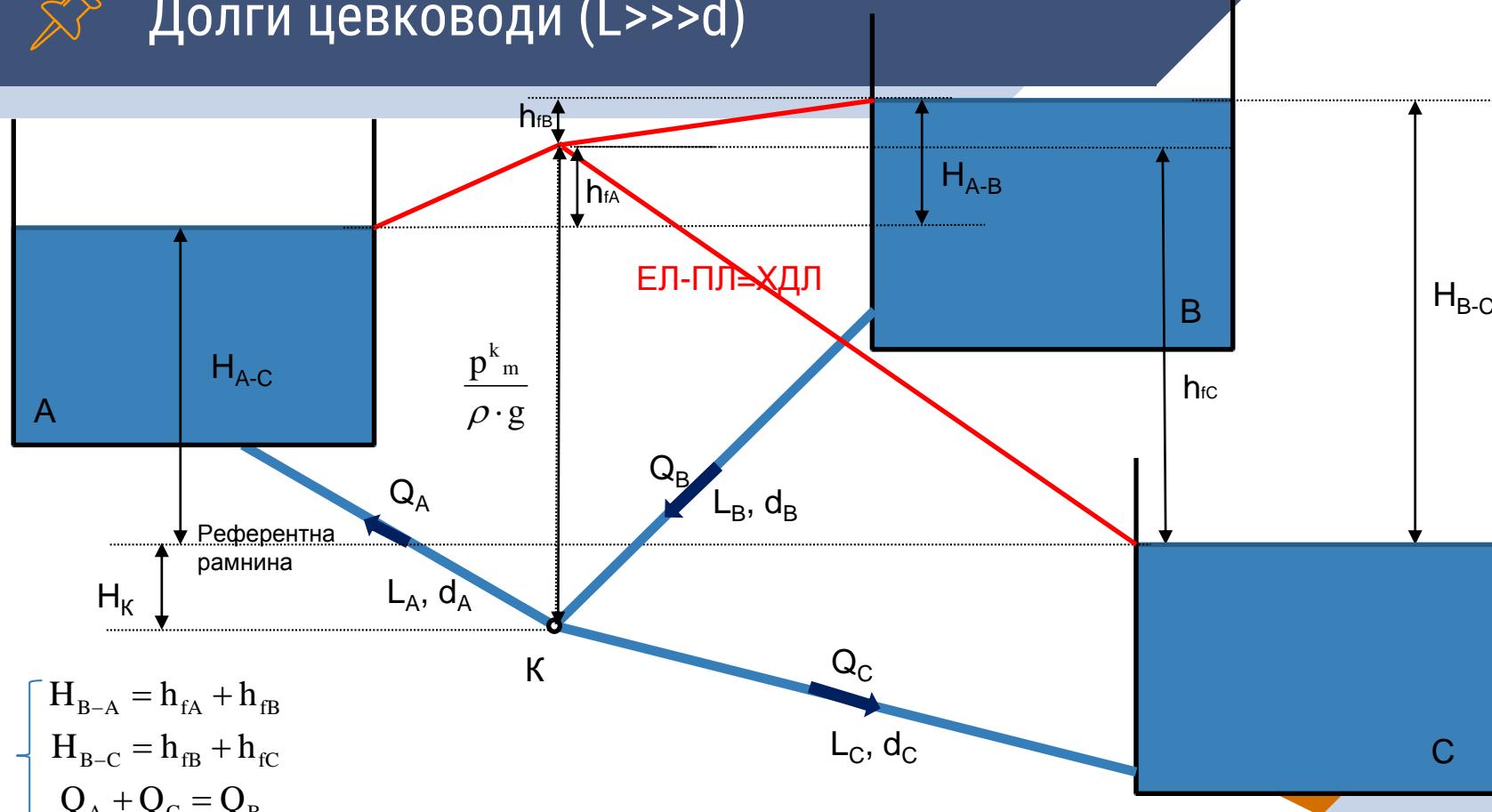


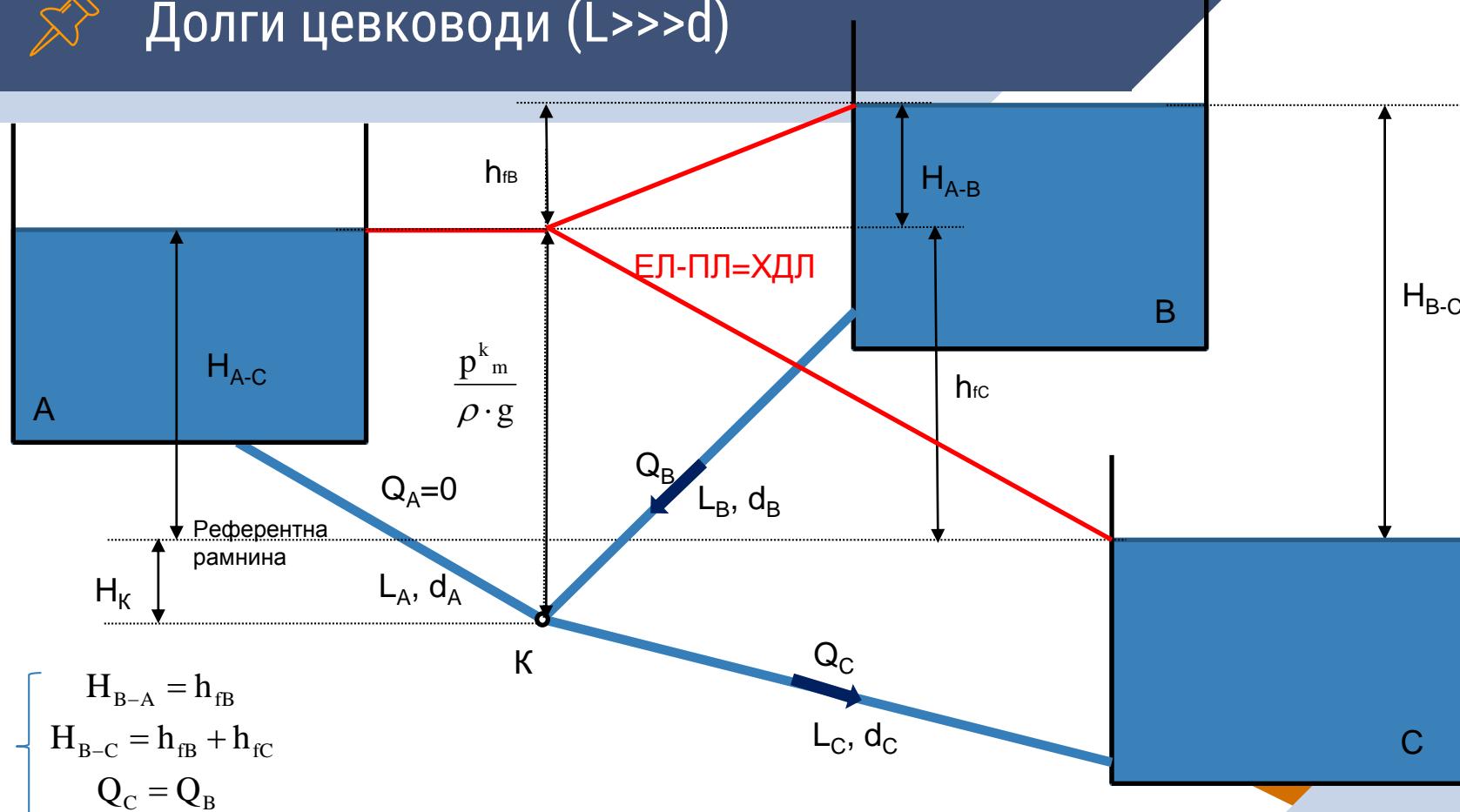
$$\frac{p_A}{\rho g} + \frac{V_A^2}{2g} + H = \frac{p_B}{\rho g} + \frac{V_B^2}{2g} + 0 + \text{губитоци}$$

$$H = h_f = f \frac{L}{d} \frac{V^2}{2g}$$

$$Q = AV$$

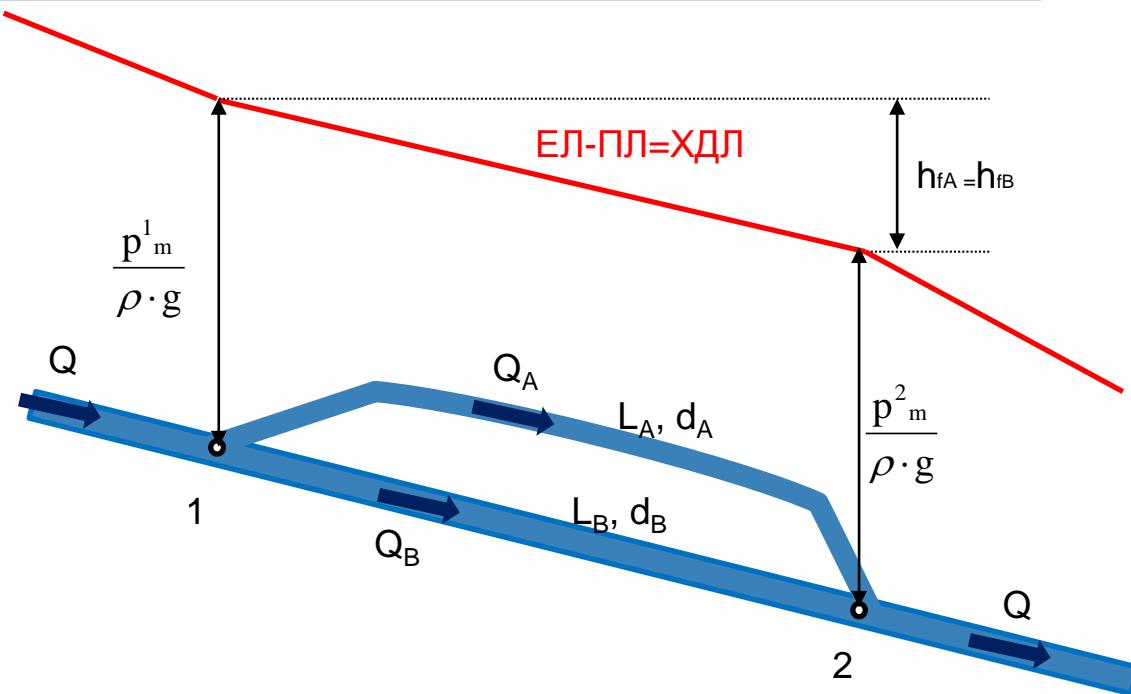
Долги цевководи ($L \gg d$)

Долги цевководи ($L \gg d$)

Долги цевководи ($L \gg d$)



Паралелни цевководи

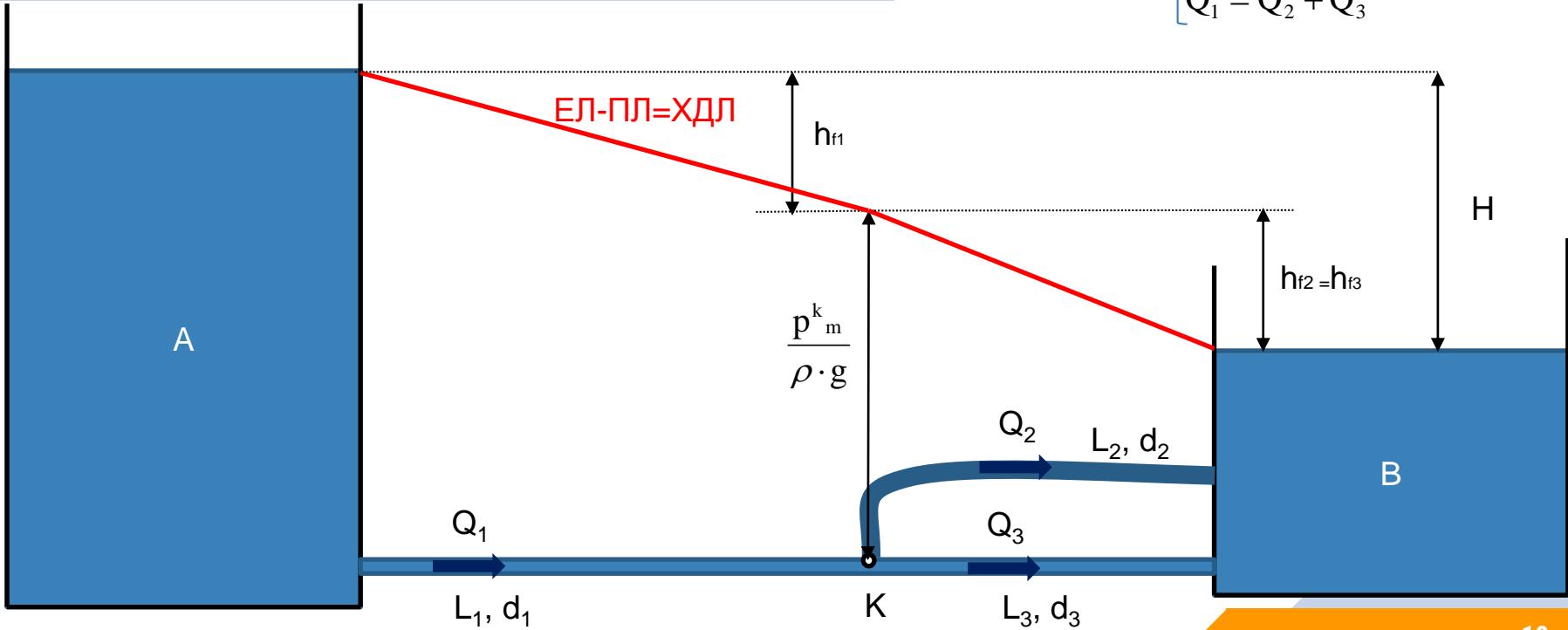


$$\left. \begin{array}{l} h_{fA} = h_{fB} \\ Q = Q_A + Q_B \end{array} \right\}$$



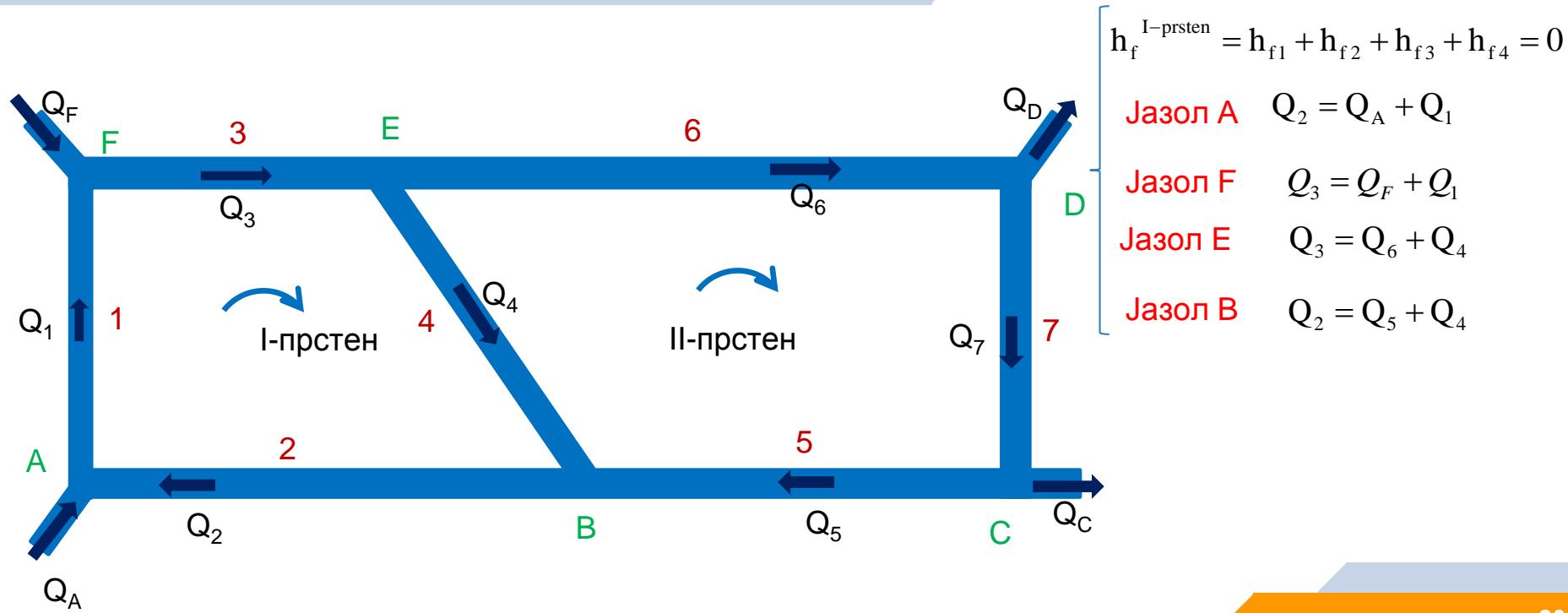
Паралелни цевководи

$$\begin{cases} h_{f2} = h_{f3} \\ Q_1 = Q_2 + Q_3 \end{cases}$$



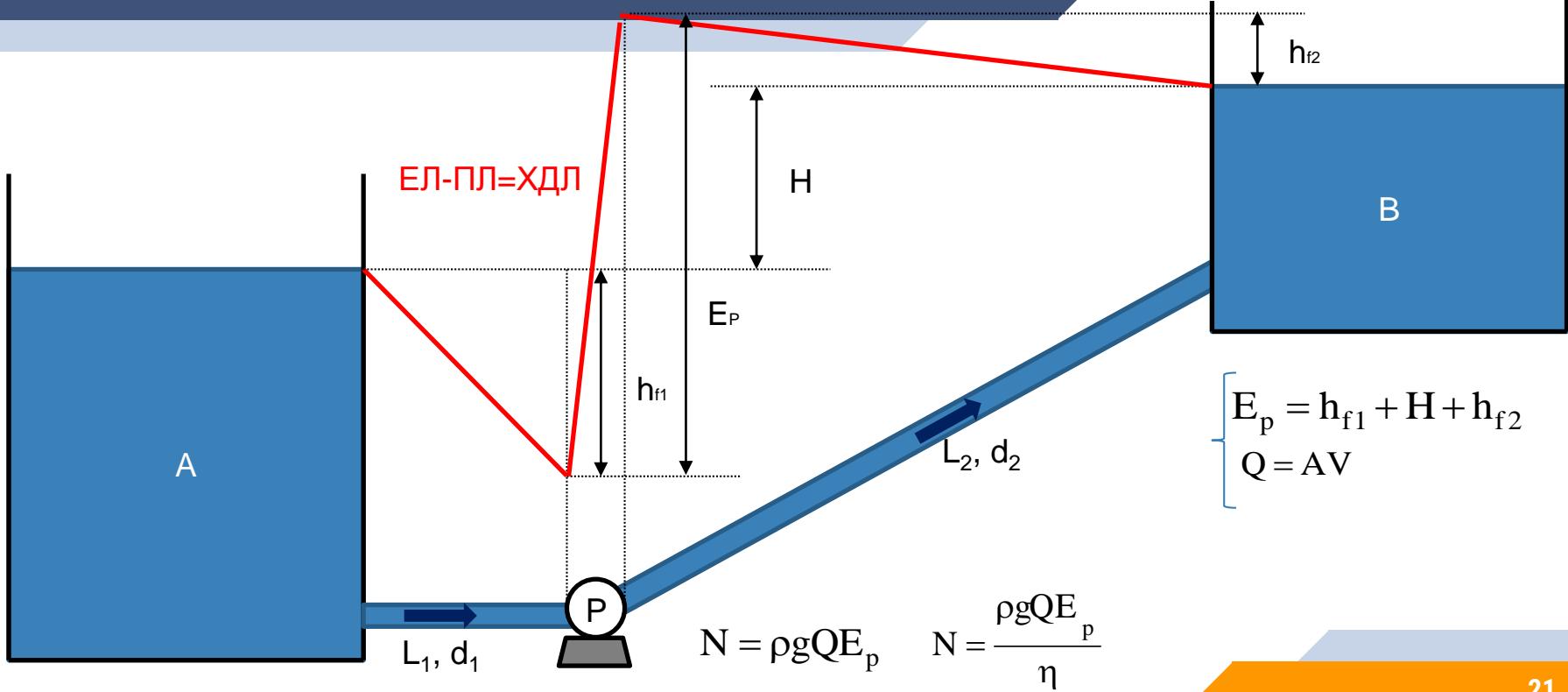


Цевководни мрежи



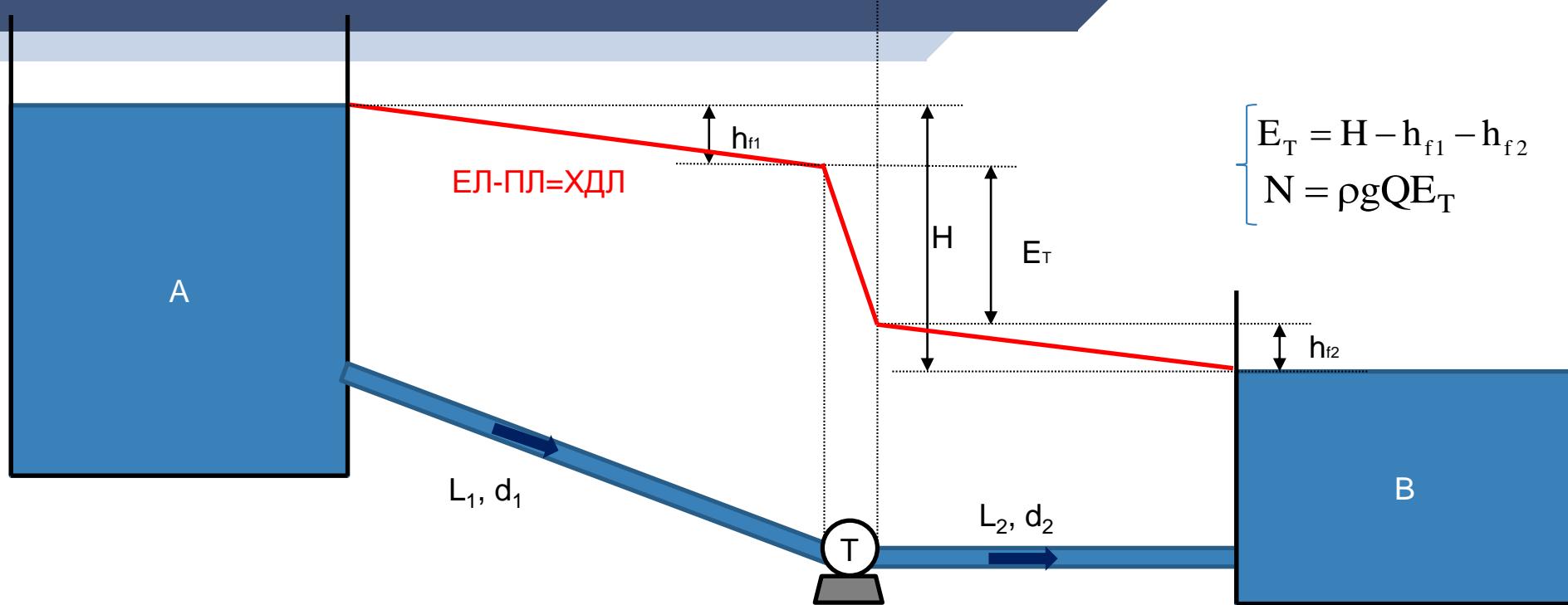


Системи под висок притисок



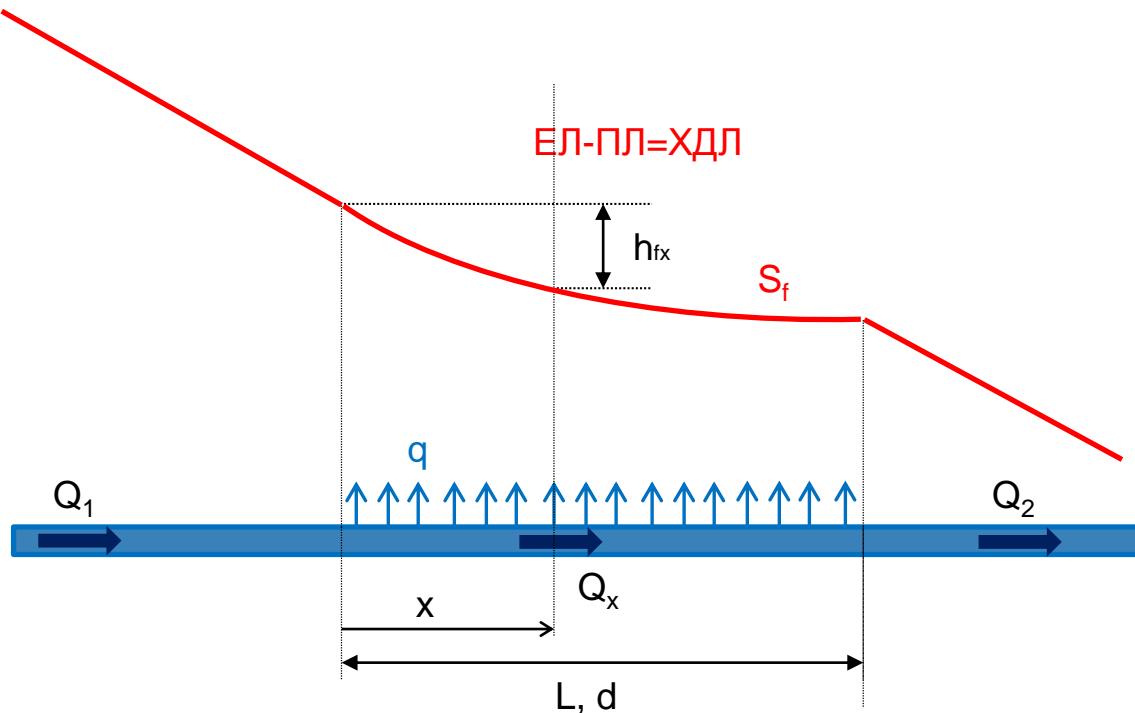


Системи под висок притисок





Цевководи со непрекинато испуштање



$$Q_x = Q_1 - qx$$

$$\frac{dh_f}{dx} = f_x \frac{1}{d} \frac{Q_x^2}{2gA^2} = Kf_x Q_x^2$$

$$\frac{dh_f}{dx} = Kf_x [Q_1 - qx]^2$$

$$h_f = \int dh_f = K \int_0^L f_x [Q_1 - qx]^2 dx$$

$$h_f = K \bar{f}_x \left[Q_1^2 x - q Q_1 x^2 + \frac{q^2 x^3}{3} \right]_0^L$$



Емпириски методи за пресметување на протекот

Manning

$$C = \frac{1}{n} R^{1/6}$$

$$Q = AV = AC\sqrt{RS_f}$$

$$Q = \frac{A}{n} R^{2/3} \cdot S_f^{1/2}$$

- (A) е протечен пресек,
- (R) Хидраулички радиус,
- (S_f) е хидраулички градиент,
- (n) е коефициент на рапавина

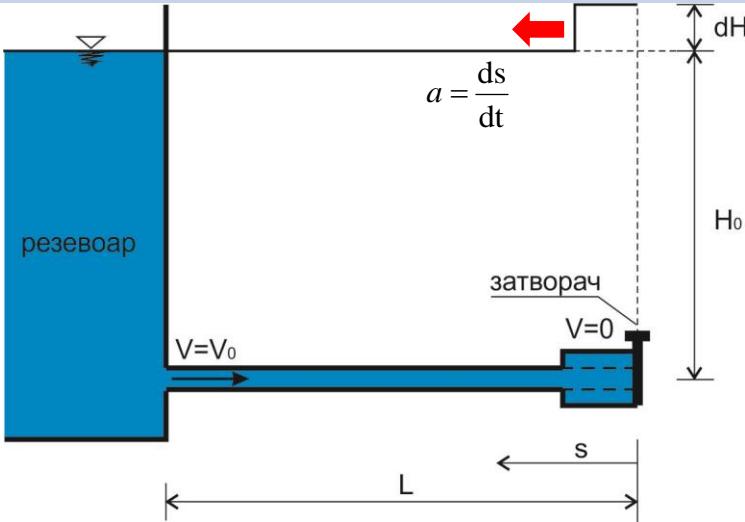
Hazin-Williams

$$Q = 0,2785 \cdot C \cdot d^{2,63} \cdot S_f^{0,54}$$

(C) Коефициент на Hazin-Williams или коефициент на релативна рапавина,
 (d) е дијаметар на цефководот,
 (S_f) е хидраулички градиент



Хидраулички удар



$$(A + dA)dp dt = (\rho + d\rho)(A + dA)V_0 adt$$

$$dp = \rho V_0 a$$

$$dH = H - H_0 = \frac{aV_0}{g}$$

$$a = \sqrt{\frac{K}{\rho}}$$

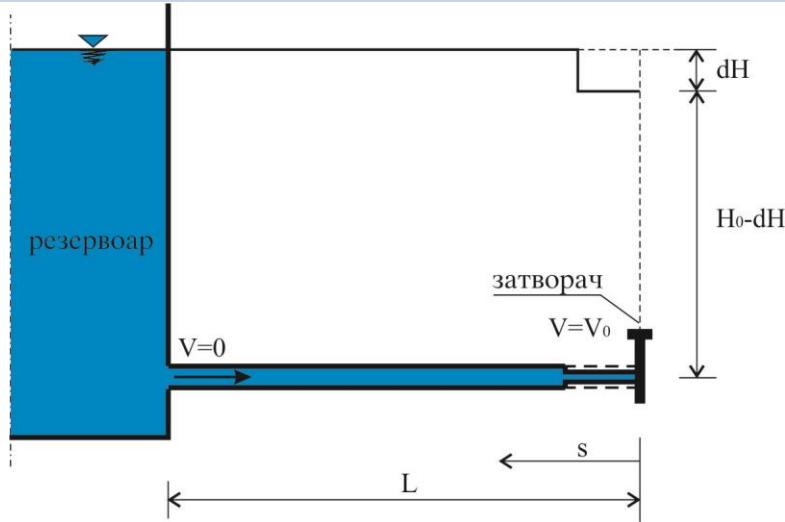
$$a = \sqrt{\frac{K}{\rho \left(1 + \frac{K D}{E \delta}\right)}}$$

Стислив флуид

Нестислив флуид



Хидраулички удар



$$\frac{\partial p}{\partial t} + V \frac{\partial p}{\partial x} + \rho a^2 \frac{\partial V}{\partial x} = 0$$

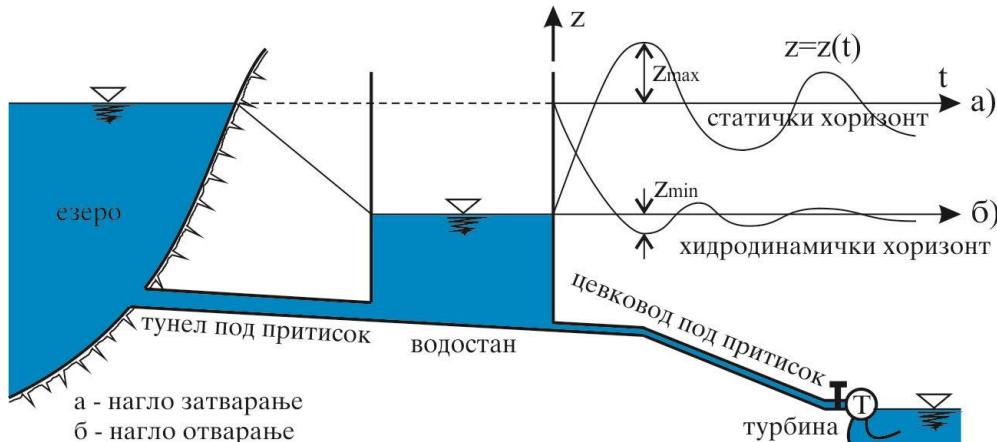
$$\frac{\partial V}{\partial t} + V \frac{\partial V}{\partial x} + \frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial x} + g \cdot \sin \theta + \frac{fV|V|}{2D} = 0$$

$$\frac{\partial p}{\partial t} + \rho a^2 \frac{\partial V}{\partial x} = 0$$

$$\frac{\partial V}{\partial t} + \frac{1}{\rho} \frac{\partial p}{\partial x} + \frac{fV|V|}{2D} = 0$$



Контрола на хидраулички удар



$$\frac{dz}{dt} = \frac{1}{A_V} (Q_T - Q_{TUR})$$

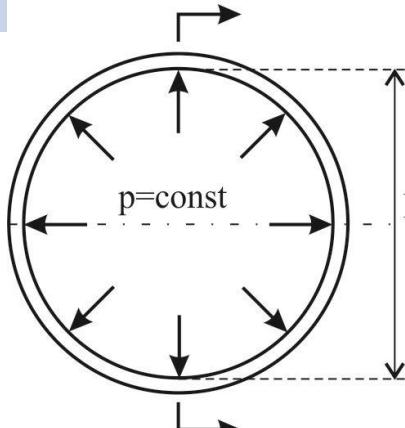
$$\frac{dV}{dt} = \frac{g}{L} (-z - KV|V|)$$

$$T = 2\pi \sqrt{\frac{L}{g} \frac{A_V}{A_T}}$$

$$Z = Q \sqrt{\frac{L}{g} \frac{1}{A_T A_V}}$$



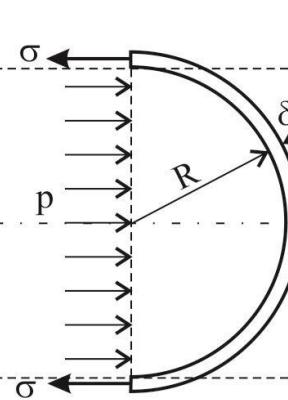
Внатрешен притисок во цевки



тангентијални
напрегања

$$2\sigma \cdot \delta = D \cdot p$$

$$\sigma = \frac{D \cdot p}{2\delta} = \frac{R \cdot p}{\delta}$$



лонгитудинални
напрегања

$$p \cdot \frac{D^2 \pi}{4} = \sigma \cdot \delta (D \pi)$$

$$\sigma = \frac{D \cdot p}{4\delta} = \frac{R \cdot p}{2\delta}$$