

## 8.1 Svojstva i osnovne veličine stanja fluida

FLUIDI		Tekućine poprimaju oblik spremnika dok ga plinovi u cijelini ispunjavaju (diskusija: $E_p$ i $E_k$ molekula, $F_g$ ). Najčešće sretana tekućina je voda (prevladavaju međumolekulske privlačne sile i djelovanje Zemljine teže), a najčešće sretani plin je zrak (prevladava kinetička energija gibanja molekula). Vodena para sadržana u zraku naziva se vlaga.
<b>tekućine</b> benzin ukapljeni plin		<b>plinovi</b> benzinske pare zemni plin

	$F_n \Rightarrow$ tlak + deformacije $F_t \Rightarrow$ gibanje fluida	<ul style="list-style-type: none"> <li>Pod opterećenjima koja su <u>tangencijalna</u> na njihove granične površine fluidi se lako deformiraju i teku. Fluidi nemaju vlastite oblike kao krutine.</li> <li>Pod opterećenjima koja su <u>okomita</u> na njihove granične plohe fluidi neznatno/znatno mijenjaju volumen (teško/lako se deformiraju – prazan prostor između molekula).</li> </ul>
--	--	--

**Pritisak** (pritisna sila  $F_n$ ) – vektorska veličina kojom se opisuje djelovanje fluida na stjenku (mirujući fluid – statika). Okomit je na stjenku (graničnu plohu) – u protivnom bi se javilo tečenje uslijed djelovanja tangencijalne komponente (sila  $F_t$ ).

Najčešće korištene **veličine stanja** fluida su gustoća i tlak (statika/dinamika – masa i sila), protok i dinamička viskoznost (dinamika – brzina i trenje), visina stupca (dubina), površina, volumen, put, vrijeme, pritisak i kinematska viskoznost.

**Gustoća** ( $\rho$ ) – skalarna veličina koja opisuje masu jediničnog volumena fluida (gustoća leda, vode i vodene pare;  $\rho_t \sim 1000 \circ \rho_p$ ).

**Tlak** ( $p$ ) – skalarna veličina koja opisuje pritisak fluida na jediničnu površinu stjenke spremnika (zamišljenu plohu u fluidu ili membranu mjernog instrumenta). Tlak u nekoj točki mirujućeg fluida jednak je u svim pravcima.

	Gustoća (homogeni i nehomogeni fluidi): $\rho = \frac{m}{V} \quad (\rho = \frac{dm}{dV}) \quad [\rho] = \frac{[m]}{[V]} = \frac{\text{kg}}{\text{m}^3}$ Tlak: $p = \frac{F}{A} \quad (p = \frac{dF}{dA}) \quad [p] = \frac{[F]}{[A]} = \frac{\text{N}}{\text{m}^2} = \text{Pa}$		Senzor tlaka: 
--	--	--	-------------------

S promjenama tlaka gustoće se tekućina neznatno mijenjaju (stlačivost) dok se gustoće plinova značajno mijenjaju ( $\rho \circ V = f(t)$ ).

$$\rho \circ (\text{kg/m}^3) = \rho \circ [\text{kg}/(1000 \circ \text{dm}^3)] = (\rho/1000) \circ (\text{kg}/\text{dm}^3)$$

$$\rho \circ \text{Pa} = \rho \circ (\text{N}/\text{m}^2) = \rho \circ [\text{N}/(10^6 \circ \text{mm}^2)] = (\rho/10^6) \circ (\text{N}/\text{mm}^2)$$

Tvar	$\rho_1 \text{ bar} , \text{kg/m}^3$	$\rho_{50} \text{ bar} , \text{kg/m}^3$
zrak, $20^\circ\text{C}$	1,21	60,5
voda, $20^\circ\text{C}$	998 (= 0,998 kg/dm <sup>3</sup> )	1000 (= 1,000 kg/dm <sup>3</sup> )

## 8.2 Hidrostatski, hidraulički i ukupni tlak

**Hidrostatski tlak** (tlak mirujućeg fluida:  $p_{hs}$ , Pa) – posljedica je težine stupca fluida (razmjeran visini stupca) i jednak je u svim pravcima.

	Usvojen je smjer y osi jednak smjeru dubine. Na temelju statičke ravnoteže: $-F_{hs} + G = 0 \quad (\text{komponente}) \Rightarrow p_{hs} \circ A = m \circ g$ $p_{hs} \circ A = \rho \circ V \circ g \Rightarrow p_{hs} \circ A = \rho \circ A \circ h \circ g$ $p_{hs} = \rho \circ h \circ g \quad (\text{jednak je u svim pravcima})$
Može se zaključiti: pritisak fluida $F_{hs}$ (posljedica djelovanja hidrostatskog tlaka), s donje strane površine $A$ , „drži“ stupac fluida težine $G$ i hidrauličku silu $F_{hs}$ .	

**Hidraulički tlak** ( $p_{hu}$ , Pa) – vanjski tlak, koji djeluje na površinu tekućine (nadtlak, podtlak i parcijalni tlak para tekućine).

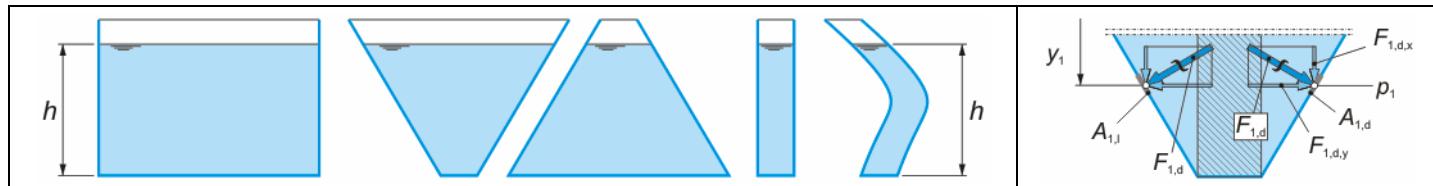
**Ukupni tlak** ( $p_{uk}$ , Pa) – jednak je zbroju hidrauličkog i hidrostatskog tlaka (nadtlak, podtlak i predznak).

	$F_{hu} + G - F_{uk} = 0 \Rightarrow p_{uk} \circ A = p_{hu} \circ A + m \circ g$ $p_{uk} \circ A = p_{hu} \circ A + \rho \circ A \circ h \circ g \Rightarrow p_{uk} = p_{hu} + \rho \circ h \circ g$
Može se zaključiti: pritisak fluida $F_{uk}$ (posljedica djelovanja ukupnog tlaka), s donje strane površine $A$ , „drži“ stupac fluida težine $G$ i hidrauličku silu $F_{hu}$ .	
ravnoteža	

	Pritisak vode na djelić površine zida brane jednak je: $dF = p \circ dA = (\rho \circ g \circ h) \circ (\delta \circ dy) = [\rho \circ g \circ (H-y)] \circ (\delta \circ dy)$ $F = \int_0^H \rho \circ g \circ (H-y) \circ (\delta \circ dy) = \rho \circ g \circ \delta \circ \int_0^H (H \circ dy - y \circ dy)$ $F = \rho \circ g \circ \delta \circ \left  H \circ y - \frac{1}{2} \circ y^2 \right _0^H = \rho \circ g \circ \delta \circ  H \circ y _0^H - \left  \frac{1}{2} \circ y^2 \right _0^H = \frac{1}{2} \circ \rho \circ g \circ \delta \circ H^2$
Prema tome, debљina zida brane treba rasti s kvadratom dubine vode ( $h$ ).	

### 8.3 Hidrostatski paradoks i spojene posude

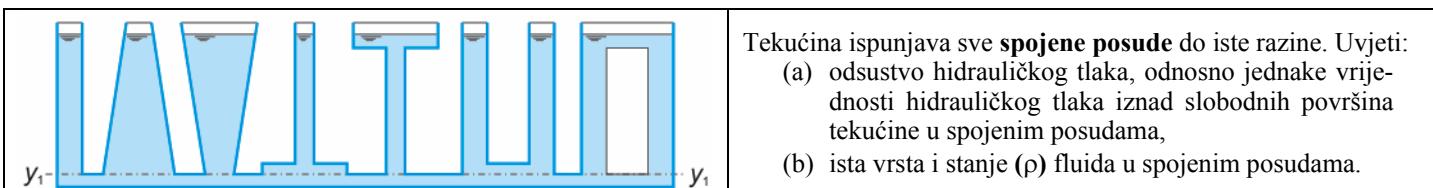
**Hidrostatski paradoks** – hidrostatski tlak ne ovisi o obliku posude (količini tekućine) nego samo o dubini.



Ako se pritisci koji djeluju na lijevi i desni naspramni djeliči površine zida posude ( $A_{1,l}$  i  $A_{1,d}$ ), jednakih apsolutnih vrijednosti:

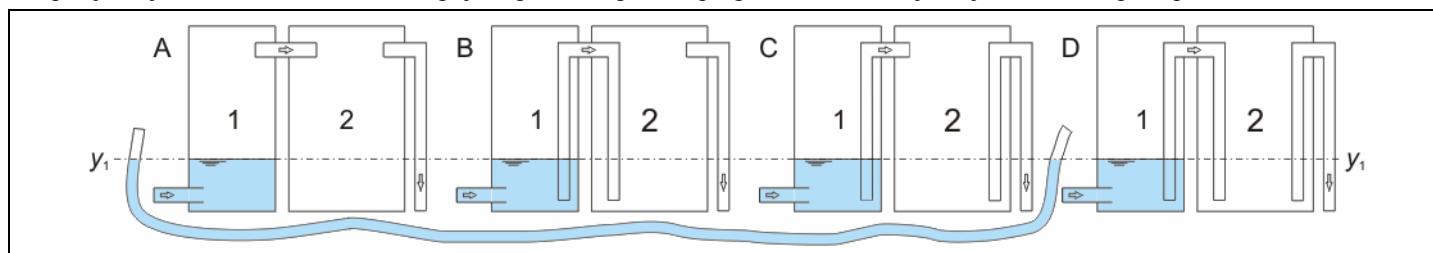
$$|F_{1,d}| = p_1 \cdot A_{1,d} = \rho \cdot g \cdot y_1 \cdot A_{1,d} = |F_{1,l}| = p_1 \cdot A_{1,l} = \rho \cdot g \cdot y_1 \cdot A_{1,l} \quad (\text{obje sile djeluju na stjenke, ali im je rezultanta jednaka nuli})$$

razlože na horizontalne i vertikalne komponente, može se zaključiti: (a) horizontalne komponente  $F_{1,l,x}$  i  $F_{1,d,x}$  se uzajamno poništavaju, (b) vertikalne komponente  $F_{1,l,y}$  i  $F_{1,d,y}$  djeluju na lijevi i desni zid posude, te (c) na dno posude djeluje samo stupac tekućina koji se nalazi neposredno iznad njega:  $F_{\text{dno}} = A_{\text{dno}} \cdot \rho \cdot g \cdot h$ .



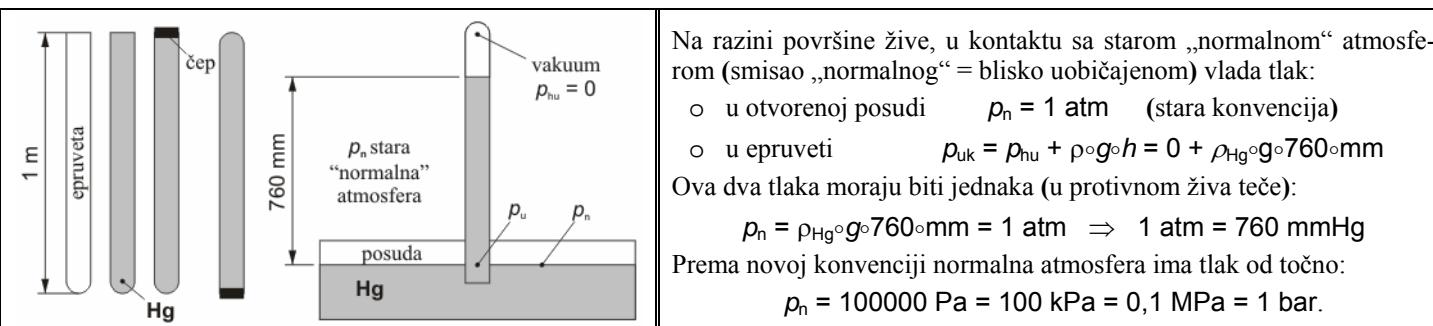
Tlakovi na razini  $y_1 - y_1$  jednaki su u svim posudama. Kada na jednakim dubinama ne bi vladali jednak tlakovi javilo bi se tečenje tekućine do uspostavljanja jednakih tlakova.

Opisati protjecanje tekućine kroz otvorene spojene protiče posude pri povremenom dotjecanju tekućine u prvu posudu.



### 8.4 Atmosferski tlak

**Atmosferski tlak** je posljedica težine zračnog stupca atmosfere – tlak „oceana zraka“ na čijem dnu mi živimo. Tlak atmosfere na razini mora je velik – kada se isisa zrak iz limenog spremnika za benzin – spremnik biva zgnječen (deformacija rezervoara za gorivo).



Na razini površine žive, u kontaktu sa starom „normalnom“ atmosferom (smisao „normalnog“ = blisko uobičajenom) vlada tlak:

$$\circ \text{ u otvorenoj posudi} \quad p_n = 1 \text{ atm} \quad (\text{stara konvencija})$$

$$\circ \text{ u epruveti} \quad p_{uk} = p_{hu} + \rho \cdot g \cdot h = 0 + \rho_{Hg} \cdot g \cdot 760 \text{ mm}$$

Ova dva tlaka moraju biti jednaka (u protivnom živa teče):

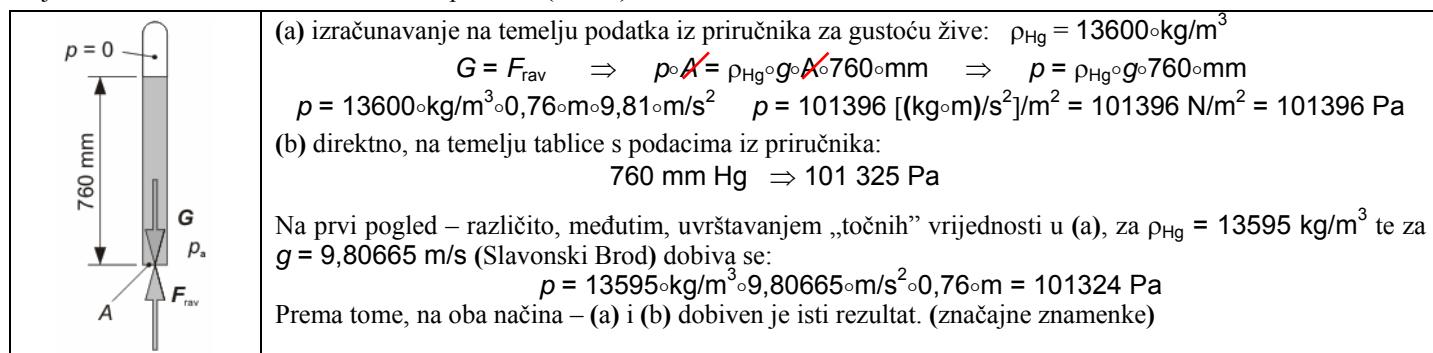
$$p_n = \rho_{Hg} \cdot g \cdot 760 \text{ mm} = 1 \text{ atm} \Rightarrow 1 \text{ atm} = 760 \text{ mmHg}$$

Prema novoj konvenciji normalna atmosfera ima tlak od točno:

$$p_n = 100000 \text{ Pa} = 100 \text{ kPa} = 0,1 \text{ MPa} = 1 \text{ bar}.$$

Tlak od jedne „fizičke“ atmosfere (**atm**) djeluje u stupcu žive na dubini od 760 mm, a tlak od jedne „tehničke“ atmosfere (**at**) djeluje u stupcu vode na dubini od 10 m. Ove dvije jedinice nisu Zakonom dozvoljene, ali se još uvijek često sreću u literaturi.

Koliki je tlak u **Pa** na dubini od 760 mm stupca žive (**1 atm**)?



Na prvi pogled – različito, međutim, uvrštanjem „točnih“ vrijednosti u (a), za  $\rho_{Hg} = 13595 \text{ kg/m}^3$  te za  $g = 9,80665 \text{ m/s}$  (Slavonski Brod) dobiva se:

$$p = 13595 \cdot 9,80665 \cdot 0,76 \text{ m} = 101324 \text{ Pa}$$

Prema tome, na oba načina – (a) i (b) dobiven je isti rezultat. (značajne znamenke)

U literaturi se često sreću i tlakovi izraženi u **m VS** (metar vodenog stupca), zbog jasne predodžbe o vrijednosti taka, na primjer, u vodi je na dubini od 10 m tlak  $p_{hs} = 10 \text{ m VS} = 10^5 \text{ Pa} = 1 \text{ bar}$ . Za mjerjenje tlaka se često koristi živa (Hg) zbog njene velike gustoće:  $1 \text{ mm Hg} = 1 \text{ Torr} = 133,322 \text{ Pa} = 13,595 \text{ mm VS}$  – cijev tlakomjera sa živom je oko 14 puta kraća od cijevi s vodom.

## 8.5 Mjerenja tlaka u nepokretnom fluidu, gustoće i temperature

Stanje jednofaznog/jednokomponentnog fluida određeno je s dvije veličine stanja, na primjer s tlakom i gustoćom (tekućine) ili s tlakom i temperaturom (plinovi).

Kada je aktualni tlak ( $p$ ) veći od atmosferskog ( $p_{at}$ ) često se koristi veličina „nadtlak“ ( $p_{nt}$ ):  $p_{nt} = p - p_{at}$ , Pa  
a kada je aktualni tlak ( $p$ ) manji od atmosferskog ( $p_{at}$ ) često se koristi veličina „podtlak“ ( $p_{pt}$ ):  $p_{pt} = p_{at} - p$ , Pa

Mjerenje tlaka		
manometri sa stupcem tekućine (živa ili voda)		

Tlakomjer sa spremnikom plina i tlakomjer s Bourdonovom cijevi mogu se koristiti i za mjerenje temperature ( $T_1 / T_2 = p_1/p_2$ ).

Mjerenje gustoće	Mjerenje temperature

## 8.6 Pascalovo načelo i primjena

Pascalovo načelo – tlak narinut (na primjer, pritiskom na stup) tekućini (fluidu) širi se nesmanjeno i jednoliko u svim smjerovima.

	Treći Newtonov zakon (sila/protusila) se u ovom slučaju ne može primijeniti ( $F_1 \neq -F_2$ ) jer se stupovi uzajamno ne dodiruju nego jedan na drugoga djeluju preko fluida. Na temelju Pascalovog načela: $p_1 = p_2 \Rightarrow \frac{F_1}{A_1} = \frac{F_2}{A_2} \quad \frac{F_1}{F_2} = \frac{A_1}{A_2} \quad \left( = \frac{d_1^2}{d_2^2} \right)$
--	---

**Korisnost** naprave s dva stapa (u kojoj je mjeri potrebni napor manji od opterećenja):  $K = \frac{F_{opt}}{F_{nap}} = \frac{A_2}{A_1} = \frac{d_2^2}{d_1^2} > 1$

**Učinkovitost** mehaničke naprave (u kojoj se mjeri iskoristi uloženi rad):  $\eta = \frac{W_{iz}}{W_{ul}} = \frac{F_{opt} \circ S_{opt}}{F_{nap} \circ S_{nap}} < 1$  (deformacije i trenja)

		U stanju ravnoteže, na razini 0–0 (spojene posude): $p_a + \frac{m_2 \circ g}{A_2} + \frac{F_2}{A_2} = p_a + \frac{F_1}{A_1} + \frac{m_1 \circ g}{A_1} + \rho \circ g \cdot h$ Kako je: $m_2 \circ g / A_2 = m_1 \circ g / A_1$ , kada je $\rho \circ g \cdot h$ zanemarivo: $\frac{F_2}{F_1} = \frac{A_2}{A_1} = K \text{ (korisnost)} \Rightarrow F_1 = F_2 \circ \frac{A_1}{A_2}$ Isto se dobiva i na drugi način – ako se zanemare gubici (deformacije/trenja), na temelju zakona o očuvanju energije: $W_2 = W_1 \Rightarrow F_2 \circ S_2 = F_1 \circ S_1$ $S = \frac{\Delta V}{A} \Rightarrow F_2 \circ \frac{\Delta V_2}{A_2} = F_1 \circ \frac{\Delta V_1}{A_1}$ Tekućina je praktično nestlačiva ( $\Delta V_2 = \Delta V_1$ ): $F_1 = F_2 \circ \frac{A_1}{A_2}$

## 8.7 Uzgon, Arhimedovo načelo, plivanje i tonjenje

**Uzgon,  $F_{uz}$** ,  $N$  – sila koja tijelo uronjeno u fluid potiskuje u smjeru na gore (suprotno smjeru sile teže).

**Arhimedovo načelo** – uzgon je jednak težini tijelom istisnutog fluida. ( $F_{uz} = -G_{istisnutogFluida}$ )

Na vertikalno naspramne strane uronjenog tijela djeluju dvije različite sile – s donje  $F_{DP}$  i s gornje  $F_{GP}$ , a rezultanta im je uzgon:

<p><math>d</math> – dubina <math>h</math> – visina</p>	<p>tijelo</p> <p>istisnuti fluid</p> <p><math>p_{tijela}</math></p> <p><math>p_{fluida}</math></p>	<p>Uzgon je (<math>F_{uz}</math>) posljedica (rezultanta) razlike pritisaka na površine tijela – donju (na koju djeluje veći tlak) i gornju (na koju djeluje manji tlak):</p> $F_{GP} = p_{GP} \cdot A = \rho_{fluida} \cdot g \cdot d \cdot A$ $F_{DP} = p_{DP} \cdot A = \rho_{fluida} \cdot g \cdot (d + h) \cdot A$ $F_{uz} = F_{DP} - F_{GP} = \rho_{fluida} \cdot g \cdot d \cdot A + \rho_{fluida} \cdot g \cdot h \cdot A - \rho_{fluida} \cdot g \cdot h \cdot A$ $F_{uz} = \rho_{fluida} \cdot g \cdot V_{fluida} = m_{fluida} \cdot g = G_{fluida}$ (Arhimedovo načelo)
--	--	--

Tijela uronjena u fluid mogu lebdjeti, uranjati ili izranjati.

$$F_{rez} = F_{gr} - F_{uz} = \rho_{tijela} \cdot g \cdot V_{tijela} - \rho_{fluida} \cdot g \cdot V_{fluida} = V \cdot g \cdot (\rho_{tijela} - \rho_{fluida})$$

uronjeno tijelo lebdi u fluidu	uronjeno tijelo tone u fluidu	uronjeno tijelo izranja iz fluida	
<p><math>\rho_{tijela} = \rho_{fluida}</math></p> <p><math>F_{rez} = 0</math></p>	<p><math>\rho_{tijela} &gt; \rho_{fluida}</math></p> <p><math>F_{rez} &gt; 0</math></p>	<p><math>\rho_{tijela} &lt; \rho_{fluida}</math></p> <p><math>F_{rez} &lt; 0</math></p>	

Kolika je normalna sila kojom potonulo tijelo djeluje na dno?

$$F_{nor} = F_{rez} = F_{gr} - F_{uz} = V \cdot g \cdot (\rho_{tijela} - \rho_{fluida})$$

Do koje će granice izroniti tijelo?

$$F_{rez} = F_{gr} - F_{uz} = \rho_{tijela} \cdot g \cdot V_{tijela} - \rho_{fluida} \cdot g \cdot V_{fluida} = 0$$

$$\rho_{tijela} \cdot V_{tijela} = \rho_{fluida} \cdot V_{UronjeniDio} \quad (V_{UronjeniDio} = V_{fluida})$$

$$V_{UronjeniDio} = V_{tijela} \cdot \frac{\rho_{tijela}}{\rho_{fluida}}$$

## 8.8 Napetost površine tekućina i kapilarne pojave

<p><math>R = 0</math></p>	<p>Za povećanje površine tekućine potrebno je uložiti rad (<math>W</math>) jer je rezultanta međumolekulkih sila:</p> <ol style="list-style-type: none"> <li><math>R \neq 0</math> – za molekule na površini tekućine,</li> <li><math>R = 0</math> – za molekule unutar tekućine.</li> </ol> <p>Pokazatelj rada koji treba obaviti za jedinično povećanje površine tekućine je napetost površine:</p> $\gamma \equiv \frac{W}{A} \quad [\gamma] = \frac{J}{m^2} = \frac{N \cdot m}{m^2} = \frac{N}{m}$	<p>iznad površine je zrak</p> <table border="1"> <tr> <td><math>t = 20^\circ C</math></td><td><math>\gamma, \text{ mN/m}</math></td></tr> <tr> <td>voda</td><td>73</td></tr> <tr> <td>etanol</td><td>22</td></tr> <tr> <td>aceton</td><td>24</td></tr> <tr> <td>benzen</td><td>29</td></tr> <tr> <td>glicerin</td><td>63</td></tr> <tr> <td>živa</td><td>470</td></tr> </table>	$t = 20^\circ C$	$\gamma, \text{ mN/m}$	voda	73	etanol	22	aceton	24	benzen	29	glicerin	63	živa	470
$t = 20^\circ C$	$\gamma, \text{ mN/m}$															
voda	73															
etanol	22															
aceton	24															
benzen	29															
glicerin	63															
živa	470															

<p><math>2\gamma L</math></p> <p><math>\Delta A</math></p> <p><math>F</math></p> <p><math>L</math></p>	<p>Za povećanje obje ravne površine opne tekućine u neposrednom dodiru sa zrakom (<math>2\gamma \Delta A</math>) pri opterećenju silom <math>F = G_{tega}</math>:</p> $\gamma = \frac{W}{2 \cdot \Delta A} = \frac{F \cdot \delta}{2 \cdot (L \cdot \delta)} = \frac{F}{2 \cdot L}$ <p>U slučaju sferne opne (mjeđur sapunice <math>R_{vanjsko} = R_{unutarnje}</math>):</p> $\text{pritisak: } F = \Delta p \cdot (R^2 \cdot \pi) \quad F = 2 \cdot [\gamma \cdot (2 \cdot R \cdot \pi)]$ <p>Slijedi nadtlak (unutar sferne opne): <math>\Delta p = \frac{4 \cdot \gamma}{R}</math></p>	<p><math>\Delta p</math></p> <p><math>\gamma</math></p>
--	--	---

<p>1</p> <p>2</p>	<p>Ako su međumolekulske sile između molekula (atoma) tekućine i molekula kruće stjenke (<math>F_{vk}</math> – adhezija) jednake međumolekulskim silama između molekula tekućine (<math>F_{vl}</math> – kohezija) površina će zauzimati pravi kut u odnosu na stjenku.</p> <p>Kada je <math>F_{vk} &gt; F_{vl}</math> kut je <math>\theta &lt; 90^\circ</math>, a kada je <math>F_{vk} &lt; F_{vl}</math> kut je <math>\theta &gt; 90^\circ</math>.</p>	<p>plin</p> <p>menisk</p> <p>tekućina</p> <p>staklo</p> <p>voda: <math>\theta &lt; 90^\circ</math></p> <p>živa: <math>\theta &gt; 90^\circ</math></p>
-------------------	---	---

**Kapilarne pojave:** u cijevima malih unutarnjih promjera (kapilarama) uspostavlja se ravnoteža sila:  $F_{vk}$ ,  $F_{vl}$  i  $G$ . Ako su dominantne  $F_{vk}$  menisk je udubljen, a tekućina je u kapilari uzdignuta. Ako su dominantne  $F_{vl}$  menisk je ispušten, a tekućina je u kapilari spuštena. U kapilarne pojave spada „penjanje“ vlage kroz vertikalne zidove objekata izgrađenih na vlažnim terenima.

## 8.9 Strujanje fluida i jednadžba kontinuiteta

### FLUIDI

statika fluida

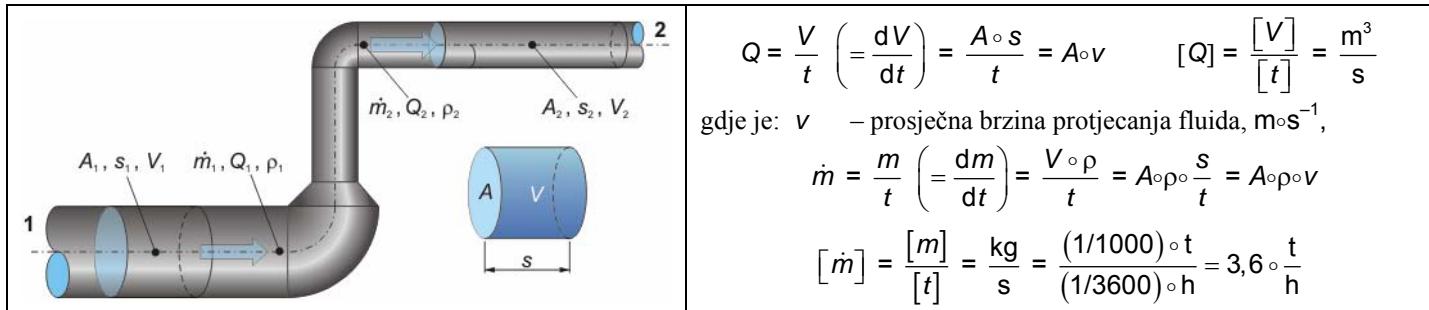
dinamika fluida

**Statika fluida** izučava fluide u stanju mirovanja (uspostavljeno je stanje ravnoteže) dok **dinamika fluida** izučava gibanje fluida (fluid teče uslijed djelovanja tangencijalnih opterećenja).

**Idealni fluid** ne mijenja volumen s promjenama tlaka ( $\rho = C_p$ ) i ne opire se djelovanju tangencijalnih opterećenja (dinamički mu je viskozitet  $\eta = 0$ ). Tekućine uglavnom ispunjavaju uvjet  $\rho = C_p$ , dok uvjet  $\eta = 0$  ispunjavaju rijetko, kada su otpori uzajamnom gibanju djelića tekućina zanemarivi u odnosu na vrijednosti tangencijalnih opterećenja. Idealni plin uglavnom ispunjava uvjet  $\eta = 0$ , dok uvjet  $\rho = C_p$  ispunjava samo ako su vrijednosti promjena tlakova zanemarive.

**Volumni protok ( $Q$ )**, skraćeno, **protok** – volumen tekućine (plina) koji protekne kroz aktualni presjek u jedinici vremena.

**Maseni protok ( $\dot{m}$ )** – masa tekućine (plina) koji protekne kroz aktualni presjek u jedinici vremena.



**Strujnim linijama** se nazivaju putanje djelića fluida (ne čestica – molekula ili atoma), a **strujnicama** zamišljene linije koje u svakoj točki pokazuju smjer brzine djelića fluida (tangente na strujne linije).

**Stacionarno strujanje** – tijekom vremena, u bilo kojem presjeku ne mijenju se  $p$ ,  $v$ , i  $\rho$  kao ni geometrija strujnih linija.

**Jednadžba kontinuiteta** – opisuje stacionarno strujanje fluida na temelju zakona o očuvanju mase u struci fluida te povezuje brzine strujanja fluida s presjecima kroz koje struji fluid.

$$\dot{m}_1 = \dot{m}_2 = \dot{m} = C_m \quad (\text{konstanta})$$

gdje je:  $\dot{m}$  – maseni protok,  $kg \cdot s^{-1}$ ,  
 $_{1, 2}$  – oznake aktualnih presjeka u struji fluida.

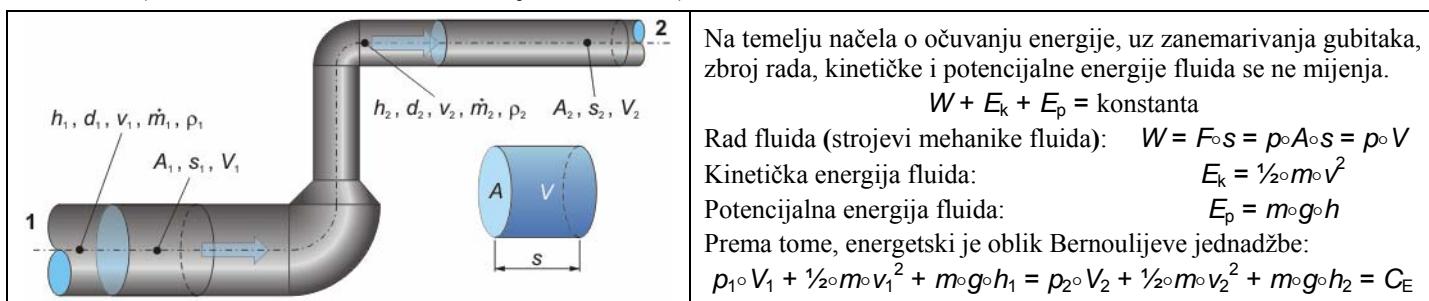
Ako se duž struje ne mijenja gustoća fluida (tekućine):

$$A_1 \cdot \rho \cdot v_1 = A_2 \cdot \rho \cdot v_2 = A \cdot \rho \cdot v \quad A_1 \cdot v_1 = A_2 \cdot v_2 = A \cdot v \quad Q_1 = Q_2 = Q = C_V \quad (\text{konstanta})$$

## 8.10 Bernoullijeva jednadžba

Izraz ovisnost tlaka o brzini fluida slijedi iz jednadžbe kontinuiteta. Ako nestlačiv fluid ( $\rho = C$ ) struji kroz cjevovod promjenljivog presjeka brzine mu se moraju mijenjati – javljaju se ubrzanja fluida. Pritisak (sila) koji je uzrok/posljedica ubrzanja rezultat je djelovanja okolnog fluida. Prema tome, mora postojati razlika tlakova u područjima različitih presjeka.

**Bernoullijeva jednadžba** – opisuje prije svega stacionarno strujanje idealnog fluida ( $\rho = C$ ,  $\eta = 0$ ) povezujući visinu, tlak i brzinu strujanja. Uz odgovarajuće korekcije (prije svega uvrštanjem u izraz lokalnih i linijskih gubitaka cjevovoda) Beronullijeva jednadžba se može koristiti i daleko šire (viskozni fluid, nestacionarno tečenje, stlačivi fluid).



Ako se Bernoullijeva jednadžba u „energetskom“ obliku:

$$p \cdot V + \frac{1}{2} \cdot m \cdot v^2 + m \cdot g \cdot h = C_E$$

podijeli s volumenom (nestlačivi i stlačivi fluidi):

$$p \cdot V + \frac{1}{2} \cdot m \cdot v^2 + m \cdot g \cdot h = C_E / : V$$

dobiva se Bernoullijeva jednadžba u „tlačnom“ obliku:

$$p + \frac{1}{2} \cdot \rho \cdot v^2 + \rho \cdot g \cdot h = C_p$$

$$[p \cdot V] = \left[ \frac{F}{A} \cdot V \right] = \frac{N}{m^2} \cdot m^3 = N \cdot m = J = [W] \quad [\rho \cdot v^2] = \left[ \frac{m}{V} \cdot v^2 \right] = \frac{kg}{m^3} \cdot \frac{m^2}{s^2} = \frac{kg}{m^3} \cdot \frac{m \cdot m}{s^2} = \frac{kg \cdot m \cdot s^{-2}}{m^2} = \frac{N}{m^2} = Pa = [p]$$

$$\text{Ako je cjevovod horizontalan } (h_1 = h_2): \quad p_1 + \frac{1}{2} \cdot \rho \cdot v_1^2 + \rho \cdot g \cdot h = p_2 + \frac{1}{2} \cdot \rho \cdot v_2^2 + \rho \cdot g \cdot h \Rightarrow p_1 + \frac{1}{2} \cdot \rho \cdot v_1^2 = p_2 + \frac{1}{2} \cdot \rho \cdot v_2^2$$

$$\text{Ako fluid miruje u cjevovodu: } (v_i = 0): \quad p_1 + \frac{1}{2} \cdot \rho \cdot 0 + \rho \cdot g \cdot h_1 = p_2 + \frac{1}{2} \cdot \rho \cdot 0 + \rho \cdot g \cdot h_2 \Rightarrow p_1 + \rho \cdot g \cdot h_1 = p_2 + \rho \cdot g \cdot h_2$$

$$\text{Ako se fluidu dovodi rad (pumpa/crpka):} \quad p_1 \cdot V_1 + \frac{1}{2} \cdot m \cdot v_1^2 + m \cdot g \cdot h_1 + W_{\text{pumpe}} = p_2 \cdot V_2 + \frac{1}{2} \cdot m \cdot v_2^2 + m \cdot g \cdot h_2$$

$$\text{Rad pumpa/crpke se koristi za povećanje: tlaka } (\Delta p = p_2 - p_1) \text{ i/ili brzine } (\Delta v^2 = v_2^2 - v_1^2) \text{ i/ili visine } (\Delta h = h_2 - h_1) \text{ fluida.}$$

$$\text{Ako se fluidu odovodi rad (turbina):} \quad p_1 + \frac{1}{2} \cdot \rho \cdot v_1^2 + \rho \cdot g \cdot h - W_{\text{turbine}} = p_2 + \frac{1}{2} \cdot \rho \cdot v_2^2 + \rho \cdot g \cdot h$$

## 8.11 Primjena Bernoullijeve jednadžbe

Brzina istjecanja fluida iz spremnika kroz mali otvor:

	<p>Iz Bernoullijeve jednadžbe slijedi:</p> $p_1 + \frac{1}{2} \rho v_1^2 + \rho g h_1 = p_2 + \frac{1}{2} \rho v_2^2 + \rho g h_2$ $p_1 = p_2 = p_a \Rightarrow v_2^2 - v_1^2 = 2g(h_1 - h_2)$ <p>Kako je:</p> $h_1 - h_2 = h \quad v_2 \gg v_1 \Rightarrow v_2 = \sqrt{2g h}$ (domet mlaza pogledati točku 2.12)
--	---

### Lokalni gubici

	$p_1 + \frac{1}{2} \rho v_1^2 + \rho g h_1 - \Sigma \Delta p_{i,Lk} = p_2 + \frac{1}{2} \rho v_2^2 + \rho g h_2$ $v_2^2 - v_1^2 = 2g(h - \Sigma \Delta p_{i,Lk})$ $v_1 = \sqrt{2g(h - \Sigma \Delta p_{i,Lk})}$ (domet mlaza)
--	---

### Ukupni gubici

	$p_1 + \frac{1}{2} \rho v_1^2 + \rho g h_1 - \Sigma \Delta p_{i,Lu} = p_2 + \frac{1}{2} \rho v_2^2 + \rho g h_2$ $v_2^2 - v_1^2 = 2g(h - \Sigma \Delta p_{i,Lu}) - (2/\rho) \Sigma \Delta p_{i,Ln}$ $v_1 = \sqrt{2g(h - \Sigma \Delta p_{i,Lu} - \Sigma \Delta p_{i,Ln})}$ (domet mlaza)
--	--

### Venturijeva cijev (mjerjenje protoka, doziranje)

	Bernoullijeve jednadžbe, za horizontalnu Venturijevu cijev: $p_1 + \frac{1}{2} \rho v_1^2 = p_2 + \frac{1}{2} \rho v_2^2$ Iz jednadžbe kontinuiteta za nestlačiv fluid ( $Q = A \circ V = C_V$ ): $r_1^2 \circ \pi \circ v_1 = r_2^2 \circ \pi \circ v_2 = r_3^2 \circ \pi \circ v_3$ Slijedi: $p_1 - p_2 = \frac{1}{2} \rho (v_2^2 - v_1^2) = \frac{1}{2} \rho v_1^2 (v_2^2/v_1^2 - 1)$ $p_1 - p_2 = \frac{1}{2} \rho v_1^2 (r_1^4/r_2^4 - 1)$
--	--

U užem presjeku Venturijeve cijevi je veća brzina strujanja, tlak manji (koristi se kao ejektor).

## 8.12 Mjerjenja tlaka u pokretnom fluidu i protoka

U pokretnom se fluidu najčešće mjeri statički tlakovi s manometrima i protoci s protokomjerima. (vodovod i klimatizacija)

TLAK U POKRETNOM FLUIDU		Bernoulljeva jednadžba (stlačivi, nestlačivi fluidi i gubici): $\rho V + \frac{1}{2} \rho v^2 + \rho g h = C_E$
ukupni	$=$	statički + dinamički
ukupni tlak, $p_U$ (hidrodinamički, zaustavni)	statički (hidrostatski) tlak: $p_S = p_1 + \rho g h_1$	dinamički tlak: $p_D = \frac{1}{2} \rho v_1^2$

Ukupni tlak se mjeri na mjestu gdje je fluid zaustavljen, a statički tlak na mjestu gdje je strujanje fluida neometano.

1. Mjerjenje dinamičkog tlaka s Pitotovom cijevi	2. Mjerjenje protoka s Venturijevom cijevi
<b>1. Dinamički tlak:</b> $p_D = p_U - p_S$ $p_D \neq (p + \frac{1}{2} \rho v^2 + \rho g h) - (p + \rho g h)$ $p_D = \frac{1}{2} \rho v^2$ S druge strane: $p_D = \text{gustoća mernog fluida} \cdot g \cdot H$ $p_D = \rho_{MFI} \cdot g \cdot H \quad (g \approx 9,8 \text{ m/s}^2)$ $\frac{1}{2} \rho v^2 = \rho_{MFI} \cdot g \cdot H \Rightarrow v = \sqrt{(2 \cdot g \cdot H) \cdot (\rho_{MFI}/\rho)}$	<b>2. Protok fluida poznate gustoće:</b> (pogledati točku 8.15) $v_1 = \sqrt{\frac{2 \cdot (p_1 - p_2)}{\rho \left( \frac{r_1^4}{r_2^4} - 1 \right)}}$ $Q_1 = V_1/t = (A_1 \cdot s_1)/t = A_1 \cdot (s_1/t) = r_1^2 \cdot \pi \cdot v_1$ Prema tome, ako se u Venturijevoj cijevi (protjeće sav fluid) izmjeri $p_1$ i $p_2$ , za poznate vrijednosti $r_1$ i $r_2$ mogu se izračunati $v_1$ i $Q_1$ .

## 8.13 Viskoznost fluida

**Viskoznost** – pokazatelj uzajamnog otpora gibanju susjednih slojeva fluida. (unutarnji otpor)

idealni fluid	realni fluid	Kod stacionarnog strujanja (brzine i geometrija strujnih linija) idealnog, neviskoznog, fluida (plinovi) svi djelići fluida imaju jednake brzine. Kod stacionarnog strujanja realnog, viskoznog, fluida (tekućine), brzina djelića fluida se od stjenke povećava do maksimalne vrijednosti u osi cijevi. Djelići fluida uz stjenku (nepokretnu) imaju brzine jednake muli.
---------------	--------------	---

	<b>Dinamička viskoznost:</b> $\eta = \frac{\tau}{Y}$ $[\eta] = \left[ \frac{\tau \circ L}{V} \right] = Pa \circ \frac{m}{m \circ s^{-2}} = Pa \circ s$ gdje je: $\tau / Y$ – tangencijalni napon, – brzina deformacije $((s/L)/t)$ .	Sila uslijed sličnog naprezanja: $F_\tau = \tau \circ A$ $F_\tau = \eta \circ A \circ \frac{V}{L}$
--	--	--

	U diferencijalnom obliku: $\tau = \eta \circ \frac{\partial v_x}{\partial y}$ Pa Kao pokazatelj svojstava fluida (tekućeg) koristi se i <b>kinematička viskoznost</b> : $v = \frac{\eta}{\rho}$ $[v] = \frac{[\eta]}{[\rho]} = \frac{Pa \circ s \circ m^3}{kg} = \frac{kg \circ m \circ N \circ s \circ m^3}{s^2 \circ m^2 \circ kg} = \frac{m^2}{s}$
--	--

U tribologiji (znanost o trenju, trošenju i podmazivanju) još uvijek se sreću nedozvoljene jedinice za kinematičku viskoznost, najčešće, u Europi stupanj Englera ("E"), u SAD sekunda po Sayboltu ("S"). (usporedni viskozimetri)

ρ i η se ne smiju miješati – «gust» fluid ne mora biti i «viskozan».

Supstancija	voda	živa	glicerin
ρ, kg/dm <sup>3</sup> (20°C)	0,99823	13,546	1,2613
η, mPa·s (20°C)	1,005	1,554	1499
v, mm <sup>2</sup> /s (20°C)	1,007	0,1147	1188

Smanjenje viskoznosti tekućina pri porastu temperature je specifično za svaku tekućinu i ne postoji opća zakonitost. Kao pokazatelj promjena viskoziteta s temperaturom u tribologiji se koristi «indeks viskoznosti». Što je manja promjena viskoznosti s temperaturom to je indeks viskoznosti veći.

## 8.14 Režim strujanja i opstrujavana tijela

STRUJANJE	Laminarno strujanje – strujne linije se poklapaju sa strujnicama – slojevi se ne mijesaju. Turbulentno strujanje – strujne linije se ne poklapaju sa strujnicama – slojevi se mijesaju, pri čemu dolazi do usporavanja bržih i ubrzavanja sporijih slojeva.		
laminarno prijelazno turbulentno			

	Režim strujanja fluida ovisna je o prirodi fluida, brzini strujanja i geometriji površine stjenke uz koju struji fluid. <b>Reynoldsov broj</b> je bezdimenzionalan i njime se opisuje odnos inercijalnih i viskoznih sila u struji fluida: $N_R = \frac{F_{in}}{F_{vs}} = \frac{\rho \circ l^2 \circ v^2}{\eta \circ l \circ v} = \frac{\rho \circ l^2 \circ v^2}{\eta \circ l \circ v} = \frac{\rho \circ l \circ v}{\eta} = \frac{l \circ v}{\eta}$ gdje je: l – karakteristična linearna dimenzija, m.
	Pri visokim vrijednostima $N_R$ (dominantne su $F_{in}$ ) tekućina struji turbulentno, a pri niskim (dominantne $F_{vs}$ ) laminarno. Kod Reynoldsova pokusa s cijevi granica prijelaza laminarnog u turbulentno strujanje je: $N_R \approx 2320$ .

	Na temelju ravnoteže tlačne sile ( $F_{\Delta p}$ ) i sile sličnog naprezanja ( $F_\tau$ ) (veće $F_{\Delta p}$ bi izazvale ubrzavanje fluida čije protjecanje usporava $F_\tau$ ): $F_{\Delta p} = \Delta p \circ r^2 \circ \pi = -F_\tau = -2 \circ r \circ \pi \circ L \circ \tau = -2 \circ r \circ \pi \circ L \circ \eta \circ \frac{dv}{dr}$ dobiva se: $v = \frac{(p_1 - p_2)}{4 \circ \eta \circ L} \circ R^2 \quad (Q = v \circ \frac{R^2 \circ \pi}{2})$
--	---

	Gibanju se tijela suprotstavlja hidrodinamički (aerodinamički) otpor koji se može opisati jednadžbom: $F_{ot} = c_{ot} \circ \frac{v^2}{2} \circ A \quad (F_{ot} + F_{uz} + G = 0)$ gdje je: $c_{ot}$ – koeficijent ukupnog (trenje i oblik) otpora, – . Pri Reynoldsovim brojevima $10^3 < N_R < 10^5$ : $c_{ot,1} \approx 0,3 \quad c_{ot,2} \approx 1,2 \quad c_{ot,3} \approx 0,05$
--	--

## 8.15 Cjevovodi, spojni komadi i ventili

Linijski gubitak	Lokalni gubitak	Ukupni gubici								
$\Delta p_i = \lambda_i \cdot \frac{l_i}{d_i} \cdot \frac{V_i^2 \cdot \rho}{2}$	$\Delta p_j = \xi_j \cdot \frac{V_j^2 \cdot \rho}{2}$	$\Delta p_{uk} = \sum_{i=1}^m \Delta p_i + \sum_{j=1}^n \Delta p_j$								
gdje je: $\lambda_i$ – koeficijent i-tog linijskog gubitka	gdje je: $\xi_j$ – koeficijent j-tog lokalnog gubitaka									
<p><math>Q = 5 \text{ l/s}</math> <math>H</math> <math>d = 65 \text{ mm}</math> <math>L = 120 \text{ m}</math></p>	<p><math>\Delta p, \text{ bar}</math> <math>P, \text{ kW}</math> <math>Q, \text{ l/s}</math></p>	<p><math>\Delta p, \text{ bar}</math> <math>P, \text{ kW}</math> <math>Q, \text{ l/s}</math></p>								
<p><math>A_{iz}/A_{ul}</math>   <math>\xi_1 (V_1)</math>   <math>A_{ul}/A_{iz}</math>   <math>\xi_3 (V_1)</math></p> <table border="1"> <tr> <td>0,2</td> <td>9,4</td> <td>0,2</td> <td>0,64</td> </tr> <tr> <td>0,8</td> <td>0,16</td> <td>0,8</td> <td>0,04</td> </tr> </table>	0,2	9,4	0,2	0,64	0,8	0,16	0,8	0,04	<p><math>H = 0 \text{ m}</math>, <math>\Delta p_i = \lambda_i \cdot \frac{l_i}{d_i} \cdot \frac{V_i^2 \cdot \rho}{2}</math>, <math>P = Q \cdot \Delta p</math></p> <p><math>Q_1 = Q_2 = \dots = Q_n</math></p> <p><math>\Delta p_{uk} = p_{iz} - p_{ul} = \sum_{i=1}^m \Delta p_i + \sum_{j=1}^n \Delta p_j</math></p>	<p><math>H = 10 \text{ m}</math>, <math>\Delta p_i = \lambda_i \cdot \frac{l_i}{d_i} \cdot \frac{V_i^2 \cdot \rho}{2}</math>, <math>P = Q \cdot \Delta p</math></p> <p><math>Q_{uk} = Q_1 + Q_2 + \dots + Q_n</math></p> <p><math>\Delta p_{uk} = p_{iz} - p_{ul} = \Delta p_{\text{Max}} (\text{promjene } Q_j)</math></p>
0,2	9,4	0,2	0,64							
0,8	0,16	0,8	0,04							
		<p>Elektromotorni EM</p> <p>Elektromagnetski EM</p>								

## 8.16 Strojevi mehanike fluida

Bernoulli's equation

$$\rho \cdot V + \frac{1}{2} \cdot m \cdot V^2 + m \cdot g \cdot h \pm E = C_E$$

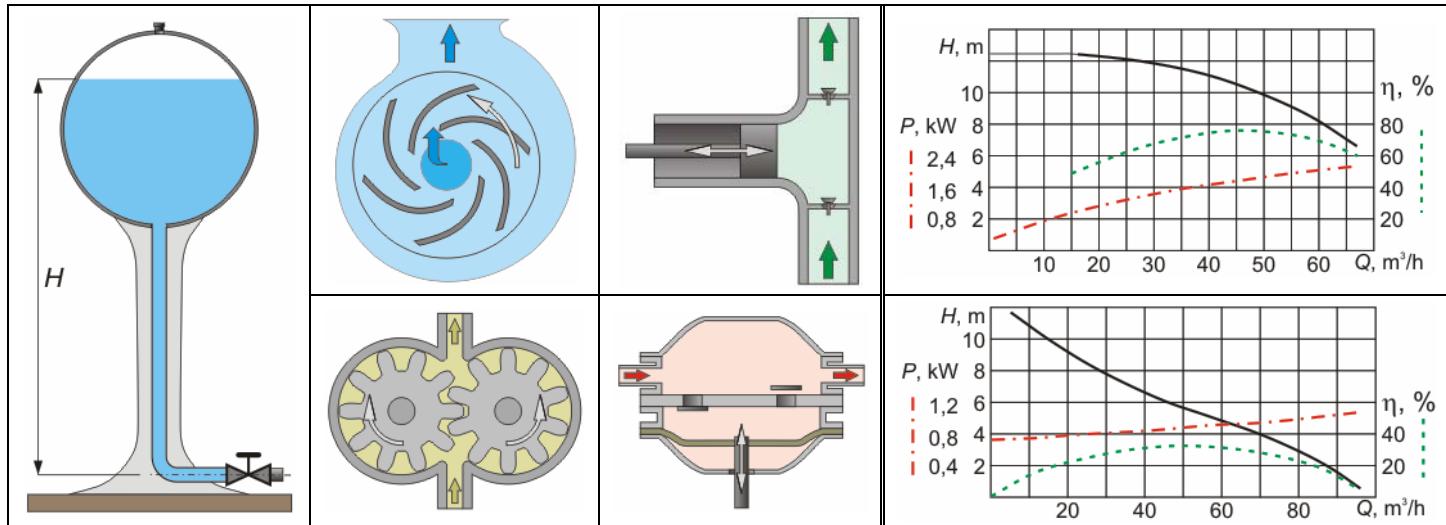
$$\rho + \frac{1}{2} \cdot \rho \cdot V^2 + \rho \cdot g \cdot h \pm e = C_p$$

$$(e = E/V)$$

**Pumpe** (crpke) – strojevi kod kojih se dovedena energija ( $+ E$ ) koristi za: transport ( $\rho \cdot V$ ) i/ili povećanje kinetičke energije ( $\frac{1}{2} \cdot m \cdot V^2$ ) i/ili povećanje potencijalne energije ( $m \cdot g \cdot h$ ) tekućina, odnosno za povećanje tlaka ( $\rho$ ) i/ili brzine ( $V$ ) i/ili visine ( $h$ ) tekućina.

**Kompresori** (puhala, ventilatori) – strojevi kod kojih se dovedena energija ( $+ E$ ) koristi za: transport ( $\rho \cdot V$ ) i/ili povećanje kinetičke energije ( $\frac{1}{2} \cdot m \cdot V^2$ ) i/ili povećanje potencijalne energije ( $m \cdot g \cdot h$ ) plinova (kinetička i potencijalna energija plinova).

U pravilu se fluidu energija povećava radom pokretnog tijela (pravocrtno gibanje stapa/membrane ili rotacija radnog kola) uz korištenje električne energije (različite vrste elektromotora, ali se koriste i pumpe s parnim strojem, kompresori s motorom sUI).



**Turbine** – strojevi kod kojih se dobiva mehanička energija ( $- E$ ), odnosno obavlja rad vrtnje tijela (radnog kola): korištenjem strujanja ( $\rho \cdot V$ ) i/ili smanjenjem kinetičke energije ( $\frac{1}{2} \cdot m \cdot V^2$ ) i/ili smanjenjem potencijalne energije ( $m \cdot g \cdot h$ ) fluida, odnosno smanjenjem tlaka ( $\rho$ ) i/ili brzine ( $V$ ) i/ili visine ( $h$ ) fluida. (turbo-kompresori) Najčešće se rad turbine koristi za dobivanje električne energije.

Toplinski strojevi: plinske turbine, kompresori rashladnih sustava, parni strojevi, motori sUI, toplinska pumpa.