

P2 2377



PD 2377



003053245.1

COBISS •

GEORGIJE HAJDIN

Prilog proučavanju
tokova sa usputnom
promenom proticaja
SABIRNI KANALI SA
RAVNOMERNIM PRITICAJEM

— DOKTORSKA DISERTACIJA —

I

BEOGRAD, 1965.



DD 2377/1

10-26901519

Georgije Hajdin

Prilog proučavanju
tokova sa usputnom
promenom proticaja

SABIRNI KANALI SA
RAVNOMERNIM PRITICAJEM

— doktorska disertacija —

Trudjelovnik

Beograd, 1965.

SADRŽAJ

	Strana
UVOD	4
Opšta literatura	12

Prvi deo

RAZMATRANJE OSNOVA ZA PROUČAVANJE

1. <u>OSNOVNE DYNAMIČKE JEDNAČINE ZA TOKOVE SA USPUTNOM PROMENOM PROTICAJA.</u>	16
1.1. Dinamička jednačina za konačnu masu	17
1.2. Uslovi za uproštavanje prethodne jednačine.	22
1.3. Jednačina za tokove sa usputnim povećavanjem proticaja.	29
1.4. Jednačina za tokove sa usputnim smanjivanjem proticaja.	38
2. <u>NEKE NAPOMENE O PRIMENI DIMENZIONALNE ANALIZE U HIDRAULIČKOJ PROBLEMATICI.</u>	44
3. <u>OSNOVE ZA PROUČAVANJE SABIRNIH KANALA SA NEVODOPUSNIM PROTICAJEM.</u>	57
3.1. Oznake.	58
3.2. Uslovi proučavanja.	61

	Strana
3.3. Bezdimenzionalne veličine	63
3.4. Jednačina tečenja	72
3.5. Prikazivanje problema u obliku elementarnog hidrauličkog obrasca za isticanje	80
3.6. Provera uvedenih bezdimenzionalnih odnosa sa stanovišta dimenzionalne analize	84

Drugi deo

REŠAVANJE PRAKTIČNIH ZADATAKA IZ TEČENJA
SABIRNIM KANALIMA SA RAVNOMERNIM PRITICAJEM

4. KVANTITATIVNA ANALIZA. ODREĐIVANJE USLOVA ZA OBEZBEDJENJE MIRNOG TEČENJA	91
4.1. Osnove za sprovođenje analize	92
4.2. Pregled mogućih tečenja	103
4.3. Uslov za obezbedjenje mirnog tečenja	111
4.4. Uslov za neprekidan porast poprečnog preseka nizvodnim smerom	118
5. KVANTITATIVNA ANALIZA. METODE PRORAČUNA SA PRIMENOM NJIHOVE PRIMENE.	122
5.1. Tačno rešenje	123
5.2. Metoda podele na računске jedinice uz proveden postepenim približavanjem	128
5.3. Grafička integracija	136
5.4. Račun elektronskom računskom mašinom	146
5.5. Rešenje uz pretpostavku navedenosti brzine od rastojanja po eksponencijalnom zakonu	148
6. OPŠTE REŠENJE U OBLIKU ELEMENTARNOG HIDRAULIČKOG OBRASCA	152

7. UTICAJ BOČNOG SLIVANJA.	166
7.1. Opis problema i opšta razmatranja.	167
7.2. Određjivanje nadvišenja nivoa vode uz nepreliv- ni bok kanala.	176
7.3. Uslov za ostvarenje nizvodnog oticanja kanalom bez neprihvatljivog uticanja bočnog slivanja	186
7.4. Obezbedjenje nepotopljenosti preliwa. Uslov za visinski smeštaj uzvodnog preseka	188

na jedan dio te obimne problematike - na što ukazuje i drugi dio naslova sa ravnomernim priticajem, na što ukazuje drugi dio naslova.

* * *

Osnovne karakteristike ovog rada su u sledećem:

a) Prvi zadatak tokom izrade bila su usmerena da se dade rešenja koje će imati praktičnu prirodu, i to takva da se mogu primeniti u slučaju sa stvarnim uslovima. Ova rešenja su, naravno, dala su se doći do rešenja dopadljivim postupkom, koji je uzet zadatak koji nameće praksa. Praktične potrebe i uslovi su brojne radove iz problematike koja je predmet ovog rada. Od tih radova izveeni su navedeni u priloženom delu literature, i to oni koji su poslužili da se ovim radom pokuša dati daljnji skroman doprinos u proučavanju problema uz pomoć ravnomernog priticaja.

b) Za radove čija je svrha primena u praksi ne mogu se birati uslovi proučavanja tako da se oni podjednako odnose na teorijsko i praktično proučavanje. Onda se mogu birati uslovi koji su najprikladniji, odnosno i najjednostavniji preseka, i to od pravougaonih i trouglastih i prizmatični kanali nego i oni koji se nizvodno proširuju, da bi bili najprikladniji i oni koji su najprikladniji.

The first part of the document discusses the importance of maintaining accurate records of all transactions. It emphasizes that every entry should be supported by a valid receipt or invoice. The text also mentions the need for regular audits to ensure the integrity of the financial data. Furthermore, it highlights the role of the accounting department in providing timely and accurate information to management for decision-making purposes.

In addition, the document outlines the procedures for handling discrepancies and errors. It states that any identified errors should be investigated immediately and corrected as soon as possible. The text also discusses the importance of maintaining proper documentation for all financial activities, including bank statements and tax returns. Moreover, it mentions the need for clear communication and collaboration between different departments to ensure the smooth operation of the financial system. The document concludes by reiterating the commitment to transparency and accountability in all financial matters.

The second part of the document provides a detailed overview of the company's financial performance over the past year. It includes a summary of key financial indicators such as revenue, profit, and expenses. The text also discusses the company's financial strategy and its impact on the overall business performance. Furthermore, it mentions the company's commitment to sustainable growth and its plans for future expansion. The document concludes with a statement of appreciation for the support and cooperation of all employees and stakeholders.

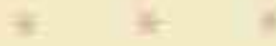
... ..
... ..
... ..



Spisak literature

- 1.
- 2.
- 3.
- 4.
- 5.
- 6.
- 7.
- 8.
- 9.
- 10.
- 11.
- 12.
- 13.
- 14.
- 15.
- 16.
- 17.
- 18.
- 19.
- 20.
- 21.
- 22.
- 23.
- 24.
- 25.
- 26.
- 27.
- 28.
- 29.
- 30.
- 31.
- 32.
- 33.
- 34.
- 35.
- 36.
- 37.
- 38.
- 39.
- 40.
- 41.
- 42.
- 43.
- 44.
- 45.
- 46.
- 47.
- 48.
- 49.
- 50.

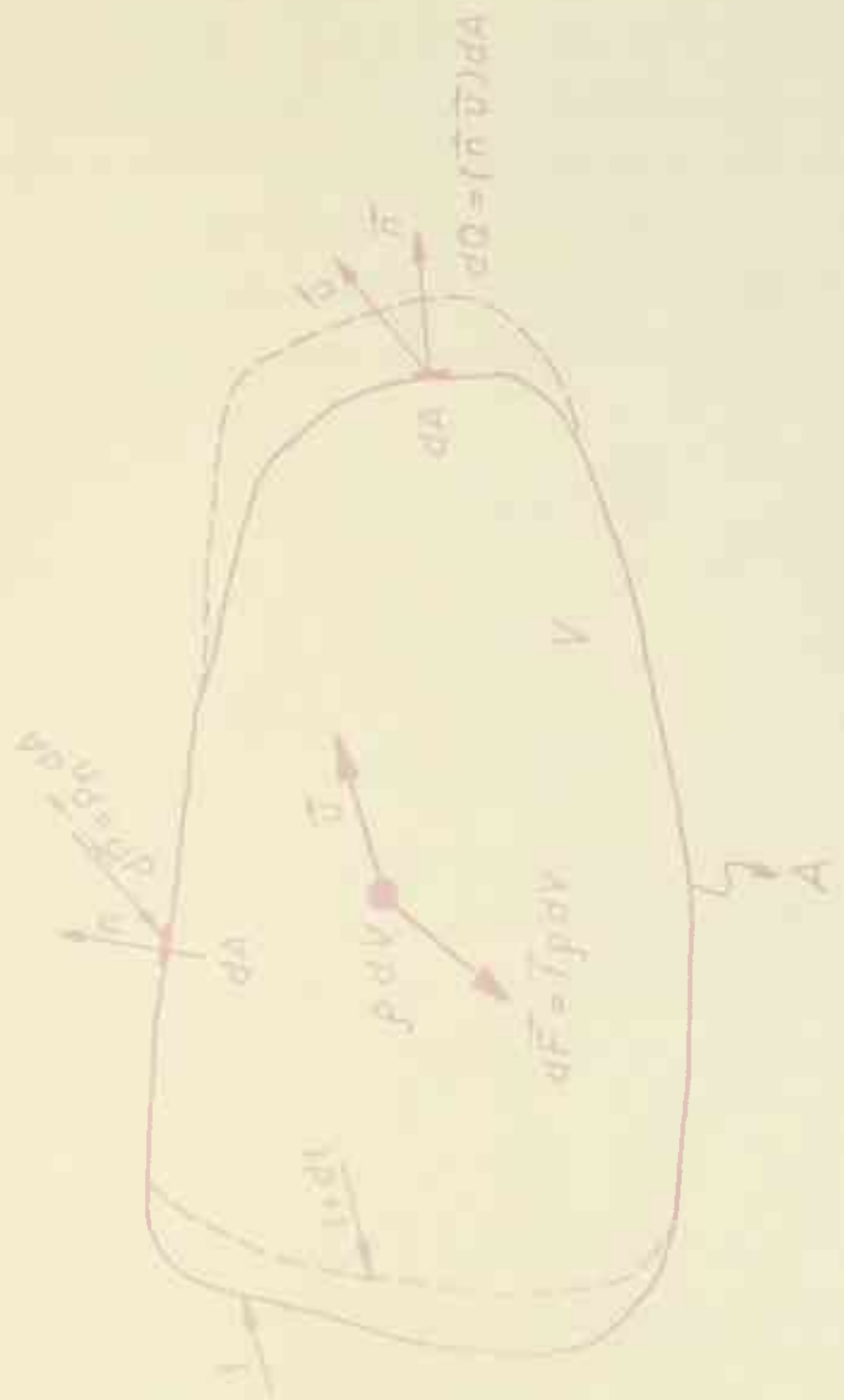
- 1.
- 2.
- 3.
- 4.
- 5.
- 6.
- 7.
- 8.
- 9.
- 10.
- 11.
- 12.
- 13.
- 14.
- 15.
- 16.
- 17.
- 18.
- 19.
- 20.



... ..

... ..

... ..



Shao 1.1

Leva strana je zbir elementarnih proizvoda masa i ubrzanja, od kojih se svaki sabirak odnosi na delić fluida mase ρdV , a \overline{Du}/Dt je njegovo ubrzanje. Desna strana je zbir sila koje deluju na elementarnu masu, i to: prvi član je zapreminska, a drugi površinska. Jednačina, dakle, iskazuje Drugi Njutnov zakon. Ako se napiše:

$$\vec{I} = - \int_V \rho dV \overline{\frac{Du}{Dt}} \quad (1-2)$$

$$\vec{F} = \int_V \vec{f} \rho dV \quad (1-3)$$

$$\vec{P} = \int_A \vec{p}_n dA \quad (1-4)$$

i izrazu \vec{I} se da naziv "inercijalna sila", osnovna jednačina (1-1) može se svesti na "ravnotežu sila" sa kojom se dalje formalno može postupiti kao sa svakom jednačinom statike, jer (1-1 do 4) dozvoljavaju da se napiše:

$$0 = \underbrace{\vec{I}}_{\text{inercijalna sila}} + \underbrace{\vec{F}}_{\text{zapreminska sila}} + \underbrace{\vec{P}}_{\text{površinska sila}} \quad (1-5)$$

Leva strana u (1-1), odnosno (1-4), može se predstaviti sa sledeći način:

$$-\vec{I} = \int_V \rho dV \frac{D\vec{u}}{Dt} = \int_V \frac{D}{Dt} \rho \vec{u} dV - \int_V \vec{u} \frac{D}{Dt} \rho dV = \frac{D}{Dt} \int_V \vec{u} \rho dV \quad (1-6)$$

Ovde je najpre koriscen stav o difrenciranju proizvoda. Dalje, izostavljen je član jednak nuli, jer je to integral sabiraka od kojih je svaki ravan nuli, posto se brzina množi sa materijalnim izvođom mase delića, a ovaj je, po samoj definiciji mase, ravan nuli. Na kraju, u preostalom članu, zamenjen je redosled diferenciranja i integrisanja.

Sada će se razmotriti prethodni izraz za ustaljeno tečenje kada unutar mase nema promena, jer jedan delić mase ρdV sa brzinom \vec{u} uvek zamenjuje drugi iste mase i iste brzine. Promene nastaju samo uz graničnu površinu gde masa zauzima, odnosno napušta izvesne elementarne zapromine. Može se napisati da je za ustaljeno tečenje:

$$\frac{D}{Dt} \int_V \vec{u} \rho dV = \int_Q \vec{u} \rho dQ = \int_A \vec{u} \rho (\vec{n} \cdot \vec{u}) dA \quad (1-7)$$

jer se umesto priraštaja integrala po zapromini, a u jedinici vremena (prvi izraz) može preći na integrisanje po proticaju, a potom i na integrisanje po graničnoj površini. Tako se uvidja da sklarani proizvod $(\vec{n} \cdot \vec{u})$ ima po-

... a te masa dobija nove elementarne proizvode. ...
 ... utiče bice $(\vec{n} \cdot \vec{u})$ negativan. ...
 ... negativan ...
 ...

Jednacinu (1-7) odnosi se na nestacionarni ...
 jer je za takve uslove i izvedena. Ako je tečenje nestacionarno, ...
 ... se samo lokalna promena integrala (parcijalni ...
 ... izvodi po vremenu), pa se, ...
 ...

$$-\vec{I} = \frac{\partial}{\partial t} \int_V \vec{u} \rho dV + \int_A \vec{u} \rho (\vec{n} \cdot \vec{u}) dA$$

...
 ...
 konačnu masu:

$$-\frac{\partial}{\partial t} \int_V \vec{u} \rho dV - \int_A \vec{u} \rho (\vec{n} \cdot \vec{u}) dA + \int_V \vec{f} \rho dV + \int_A \vec{p}_n dA = 0 \quad (1-9)$$

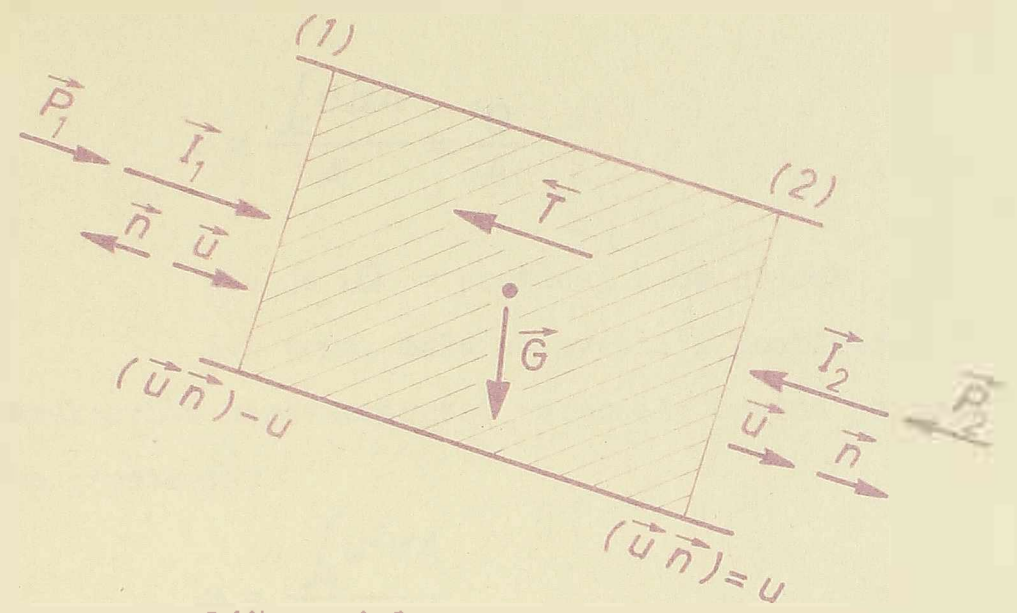
Ovi uslovi, koji su posve opravdani za rešavanje problematike opisane u uvodnim izlaganjima, omogućavaju da se jednačina (1-9) napiše znatno prostije:

$$-\rho \int_A \vec{u} (\vec{n} \cdot \vec{u}) dA + \rho \bar{g} V + \int_A \vec{p}_n dA = 0 \quad (1-13)$$



Daljnje uproštavanje problematike može se postići ako se problem posmatra kao linijski, a prema objašnjenju u uvodnim razmatranjima ovo znači da problema karakteriše pronosjenje fluida u jasno određenom pravcu - duž struje ili toka. Normalno na ovaj pravac mogu se položiti poprečni preseki toka, pa se pretpostavlja da su brzine normalno usmerene na poprečne preseke, što opet ima za posledicu hidrostatičku raspodelu pritiska na poprečnim preseku.

Na sl. 1-2 prikazan je jedan tok i izdvojena masa fluida između dva poprečna preseka, pa će se odrediti sile na tako izdvojenu masu.



Slika 1.2

Inercijalna sila razdvaja se na dve komponente: \vec{I}_1 i \vec{I}_2 . Za \vec{I}_1 može se, prema (1-8), uz uslov ustaljenog tečenja, napisati:

$$\vec{I}_1 = -\rho \int_{A_1} \vec{u} (\vec{n} \cdot \vec{u}) dA = \rho \vec{u} \int_{A_1} u dA$$

Prema tome, sila deluje pravcem i smerom brzine tj. normalno na poprečni presek, a ka unutra. Sa utvrđenim pravcem i smerom mogu se izostaviti vektorske oznake, pa se može napisati:

$$I_1 = \rho \int_{A_1} u^2 dA \tag{1-14}$$

Uvešće se srednja brzina za presek, označavajući se oznakom \bar{v} , kao:

$$v = \frac{\int_A u dA}{A} = \frac{Q}{A}$$

gde je Q = proticaj kroz presek.

Sam toga, može se uvesti i koeficijent koji ~~analizira~~ analizira neravnomernost raspodele brzine po poprečnom preseku:

$$\beta = \frac{\int_A u^2 dA}{v^2 A} \tag{1-15}$$

Sada se, umesto (1-14), može napisati:

$$I_1 = \beta_1 \rho v^2 A = \beta_1 \rho Q_1 v_1$$

Kada se sprovede ista analiza za nizvodni presek, dobija se druga komponenta inercijalne sile:

$$I_2 = \beta_2 \rho Q_2 v_2$$

koja deluje uzvodnim smerom (opet ka masi), jer je sada $(\vec{n} \cdot \vec{u}) = n$.

U neravnomernosti raspodele brzine po preseku ~~može~~ vodići računa samo kada je ta činjenica izrazita i kada ~~služi~~ služi za praktične rezultate. Za sabirne kanale,

kođ kojih voda u njih preliiva i sa boka, obižno se uzima $\beta = 1$ tj. brzine u poduznom smjeru, a u istom poprečnom preseku, malo razlikuju. Bočno slivanje prouzrokuje vrtlože sa spiralnim kretanjem i postije ravnomernost oticanja nizm kanal. O tome je biti još reći u poglavlju 7. Međjutim, kada se u kanal voda sliva i sa boka i sa čela na uzvodnom kraju, onda baš ovo bočno slivanje, ~~uz~~ reno nizvodno kanalom, utiče da se na izvesnoj dužini kanala oseća znatna neravnomernost u raspodeli brzina po poprečnom preseku. Od radova iz te problematike pominje se, primera radi, rad čiji su autori Farney i Markus (lit. 4), gde se empirijskim obrascima za vrednost koeficijenta rešava problem. U takvu problematiku u ovom radu se neće dalje ulaziti, ona će se, u smislu datog naslova, odnositi na ravnomeran proticaj u kanal, odnosno na bočno slivanje u kanal. Iz tog razloga uzimaće se

$$\beta = 1 \quad (1-16)$$

pa će se, umesto datih jednačina za I_1 i I_2 komponente inercijalne sile određivati prema

$$I = \rho Q v \quad (1-17)$$

gde je Z_0 položajna kota proizvoljne tačke, tj. visinska razlika od tačke do horizontalne ravni za koju je $Z=0$. Naime, Z je vertikalna osovina sa pozitivnim smerom na gore. U tački određenoj sa Z vladá pritisak p . Veličine sa indeksom "o" odnose se na težište.

Oznaka Π predstavlja pijeziometričku kotu, γ - je specifična težina. Nije beskorisno naglasiti da se odnosi na poprečni presek.

Na označenu mestu na sl. 1-3 deluju još gravitaciona sila (težina) i sila kojom omotač struje (granična površina između poprečnih preseka) deluje na tečnost, označene G i T .

no tečenja funkcije su isključivo od

L = položaj preseka, meren po osovini toka

Uvedena konstatacija omogućava da se uvek pišu
totalni pritisci, odnosno za elementarni pritisak dL
presek se poveća za dA , proticaj za dQ itd.

Jednačina kontinuiteta odmah se iskoristi, jer
piše proticaj dQ , a proticaji pre, odnosno posle njega
vog priranjaja su Q i $Q+dQ$.

Na slici 1-3 upisane su sve sile koje deluju na
prikazani elementarni deo toka, a u smeru tečenja, To su:

a) Komponenta sile težine

$$-\rho g \left(A + \frac{1}{2} dA \right) dZ_0 \quad (1-20)$$

b/ Sile pritiska, prema (1-13)

Zbir sile pritiska na uzvodni presek i komponente
sile pritiska na omotač toka izmedju preseka je:

$$p_0 (A + dA) \quad (1-21)$$

Ovo je napisano na osnovu sledeće prihvatljive
pretpostavke: Pošto se pritisak u težištu p_0 ne manja
mnogo kroz rastojanje dL , za delovanje pritiska preko
omotača toka može se uzeti stanje na uzvodnom preseku.

može se odabrati, jer se samo tako dolazi do povećanja
učinka.

* * *

Jednačina (1-23) može se formalno shvatiti kao Bernulijeva, ali tako da se član koji unosi uspon i primenu proticaja shvati kao dodatna potrebna energija da proticaj uključi u primarni tok. Kada je taj član veći od člana koji donosi trenje, može se član za trenje zanemariti. Tako se problematika svodi na fluide, što je i opravdano, jer se proces odvija bez značajnih uticaja koji bi mogli da se zanemare. Tako je ovaj rad zasnovan na vanjuzanim slučajevima gde je proticaj intenzivan, navedena pretpostavka je na mestu. U praksi se najčešće tako rešava problematika i dobijaju se zadovoljavajući rezultati. Većina radova, u priloženom spisku literature usvaja takođe navedenu pretpostavku, dok samo neki autori uvođe razmatranje i trenje, ali korekcije usled toga ispadaju vrlo male, upravo znatno manje od svih onih odstupanja između uzetih pretpostavki i stvarnog stanja stvari, jer svaki mehanički zadatak neminovno unosi trenje. Ovo je nje trenja zaista ima opravdanja i rad Liggetta (lit. 13

... ..

* * *

... ..

1.

$$W_0 > v$$

... ..

2.

$$W_0 < v$$

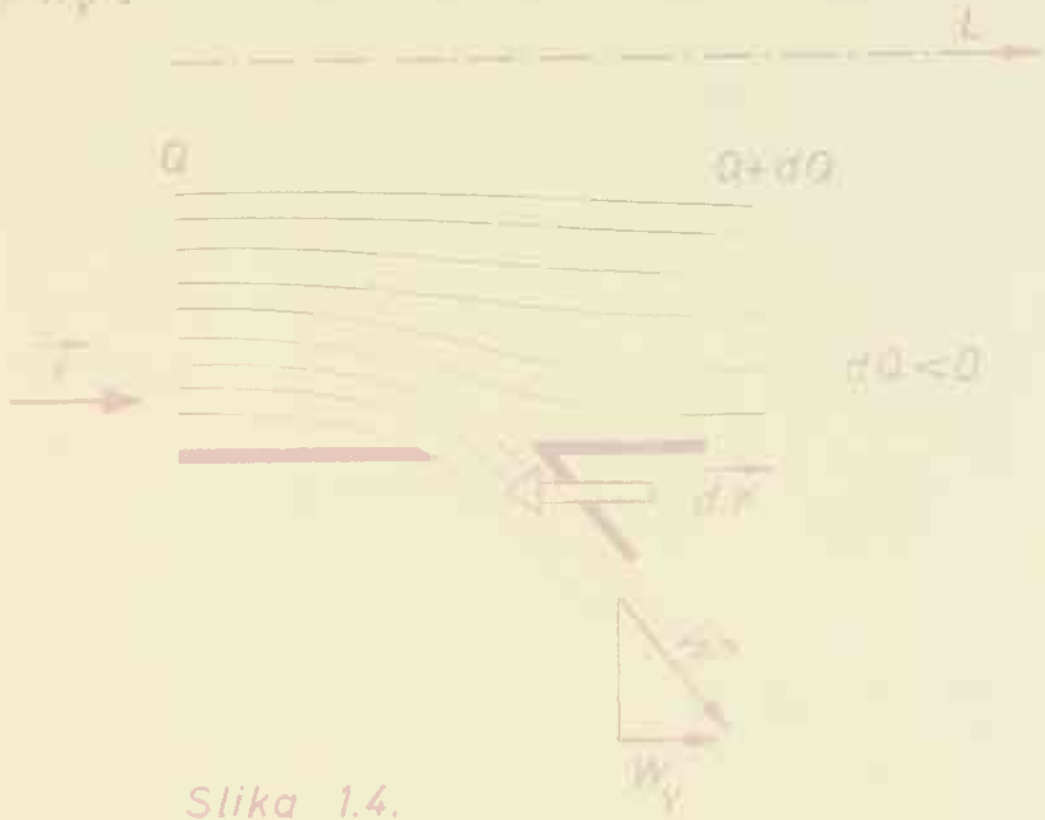
... ..

$$W_0 < 0$$

3.

$$W_0 = v$$

...
...
... W_y ...



Slika 1.4.

... dK ...

$$dK = p(v - W_y)(-dQ) \tag{17.2}$$

... $o(-dQ)$...
... od v na W_y , a dK ...

2.

Neke napomene o primeni
dimenzionalne analize u
hidrauličkoj problematici

Korišćenjem metode dimenzionalne analize mogu se sve veličine iz razmatranja zameniti odgovarajućim bezdimenzionalnim veličinama da bi se olakšala proučavanja, jer se na taj način dobija sledeće:

- smanjuje se broj veličina u razmatranju
- uvedenim bezdimenzionalnim veličinama mogu se unapred odrediti krajnje granice njihovih numeričkih vrednosti

- numeričke vrednosti bezdimenzionalnih veličina ne odnose se na pojedinačni slučaj, nego imaju opštu vrednost - za sve slučajeve na koje se proučavanja odnose.

Iz ovoga je jasno da se ne radi o zahvatu formalne prirode, nego o smišljenom postupku da bi se analiza učinila i lakšom i preglednijom. Ukoliko se problem želi poveriti eksperimentalnom proučavanju, onda je primena dimenzionalne analize prosto neminovna, kako u sastavljanju pro rana istraživanja, tako i u prikazivanju rezultata.



Dimenzionalna analiza zasnovana je vrlo prostom rasuđivanju koje je u sledećem. Dimenzije moraju imati uticaj na međusobne veze veličina uzetih u razmatranje, pa analiza samih dimenzija može doprineti u utvrđivanju zavisnosti, a kako dimenzionalnih uslova može biti onoliko koliko ima osnovnih dimenzija u datoj problematici, a ovih opet ima toliko koliko ima osnovnih veličina, lako se prihvata osnovna teorema dimenzionalne analize: "Razmatranje m dimenzionalnih veličina zamenjuje se sa razmatranjem $m - n$ bezdimenzionalnih, a n je broj osnovnih veličina dotične problematike". U hidrauličkoj problematici, i uopšte u problemima Mehanike, broj osnovnih veličina, ili broj osnovnih dimenzija, je tri. Ostale veličine i njima pripadajuće dimenzije su onda izvedene od veličina koje su uzete kao osnovne. Treba dodati da dimenzionalna analiza koristi slobodu izbora dimenzionalnog sistema i za osnovne veličine uzima baš one koje nameće sama problematika. U hidraulička razmatranja već su uvedene izvesne standardne bezdimenzionalne veličine - brojevi: Rejnoldsov, Frudov, Košijev i Veberov broj, i razmatranje je pogodno svesti na takve, već uobičajene veličine. One su međjutim obrazovane prema dimenzionalnom sistemu u koje su jedinice: karakteristična

dužina, karakteristična brzina i gustina tečnosti. Pod pojmom "karakteristična" podrazumeva se dužina i brzina koje karakterišu problem - na primer: prečnik cevi i srednja brzina proticanja, ili dužina broda i brzina njegovog kretanja. Neka neki problem simbolično prikazuje funkcija:

$$\varphi = \varphi(\rho, M, E, \delta, g, ko_1, ko_2, \dots, ko_n) \quad (2-1)$$

Ude prvih pet veličina karakterišu fizičke osobine tečnosti. To su:

ρ = gustina

M = viskoznost

E = modul elastičnosti

δ = kapilarna konstanta

g = gravitaciono ubrzanje (zamenjuje specifičnu težinu γ , jer je $\gamma = \rho g$)

ko_1, \dots, ko_n označavaju simbolično granične i početne uslove za tog problema, pa oni mogu biti: niz dužina: L_0, L_1, L_2, \dots niz brzina: v_0, v_1, v_2, \dots proticaji: Q_1, Q_2, \dots vremena: t_1, t_2, \dots karakteristike drugog materijala u dodiru sa posmatranom tečnošću - na primer: M_1 (viskoznost drugog fluida koji se graniči sa posmatranim), ρ_1 (gustina materijala koga tečnost prenosi), E_1, E_2 (elastičnost čvrstih tela) itd.

I na kraju, Ψ je veličina koja se istražuje.

Primenom dimenzionalne analize funkcija (2-1) zamenjuje se sledećom:

$$C_{\Psi} = C_{\Psi} \left(\frac{M}{\rho v_0 L_0}, \frac{E}{\rho_0 v_0^2}, \frac{\delta}{\rho L_0 v_0^2}, \frac{g L_0}{v_0^2}, K_{01}, \dots, K_{0n-2} \right) \quad (2-2)$$

gde su ispalne veličine uzete kao jedinice dimenzionalnog sistema: gustina ρ , jedna dužina L_0 i jedna brzina v_0 (te su malo pre nazvane karakteristična dužina i brzina), Broj veličina smanjio se, na taj način, sa tri, što je u skladu sa napisanom teoremom. Sada se ostali konturni uslovi; sem dve karakteristične veličine, jednostavno zamenjuju sa odgovarajućim bezdimenzionalnim veličinama: K_{01}, \dots, K_{0n-2} i takvih uslova ima u (1-2) dva manje nego u (1-1). Gustina je, kako je rečeno, ispalna iz razmatranja, a ostale fizičke osobine fluida zamenjene su standardnim brojevima:

Rejnoldsov broj (Reynolds)

$$Re = \frac{\rho L_0 v_0}{M} \quad (2-3)$$

Košijev broj (Cauchy)

$$Ca = \frac{\rho v_0^2}{E} \quad (2-4)$$

Weberov broj (Weber)

$$We = \frac{\rho_0 L_0 v_0^2}{\delta} \quad (2-5)$$

Fr = broj (Froude)

$$Fr = \frac{v_0^2}{gL_0} \tag{2-5}$$

I na kraju, C_φ u (1-2) je bezdimenzionalna oznaka za C_φ u (1-1). Uvodjenjem brojeva datih u izrazima (2-3 do -6) i pisujući jednaki simbolom Ko svih konturnih uslova, funkcija (1-2) glasi:

$$C_\varphi = C_\varphi (Re, Ca, We, Fr, \dots Ko) \tag{2-7}$$

U hidrauličkim istraživanjima, barem u izuzetnim slučajevima, kada su uticaji stišljivosti i kapilarnosti izraziti, uzimaju se u obzir Ca i We . U pretežnom delu problematike oni se izostavljaju. Dalje i Re se uvodi samo tamo gde je to zaista i nužno, odnosno gde se nikako ne mogu izostaviti uticaji viskoznosti. Najčešće se, umesto (2-7), razmatra uproštena funkcija:

$$C_\varphi = C_\varphi (Fr, \dots Ko) \tag{2-8}$$

* * *

Hidraulička proučavanja najčešće se usmere na problematiku pronosjenja tečnosti, što znači da se utvrđuje

propusna moć objekta, vrlo često se ne ulazi u dejstvo tečnosti na čvrste konture, analizu opterećenja na konstrukciju. Tome se prilazi tek onda kada bi te sile imale dominantan uticaj na statičko simenzionisanje. Praktična hidraulika svodi se na utvrđjivanje zavisnosti izmedju propusne moći i raspoložive visine koja omogućava tečenje.

Pažnja, aktivna sila je sila težine čija je mera visinska razlika uzvodnog i nizvodnog kraja proučavanog objekta.

Veličina φ koja ulazi u (2-1) može se shvatiti kao neka visinska razlika (razlika pijezometričkih kota, razlika energetskih kota ili sl.) i simbolično će se označiti kao

Z , pa se C_{φ} u (2-2) može prikazati, i prikazuje se u praktičnim hidrauličkim obrascima, kao:

$$C = \frac{Z}{v_0^2/g}$$

Funkcija (2-2) svodi se onda na:

$$\frac{Z}{v_0^2/2g} = C_Z = C_Z (Re, Ca, We, Fr, \dots, Ko) \quad (2-9)$$

Ovde je nužna, u cilju otklanjanja eventualne zabune, sledeća napomena: Ranije, u poglavlju 1., Z je bio simbol za položajnu kotu, a ovde se upotrebljava kao visinska razlika.

Ovde je označena veličina $\frac{v_0^2}{g}$ od čega bi se dobio uobičajeni način izražavanja u hidraulici.

Izraz (2-9) ima opšti karakter i da se navede nekoliko njegovih posebnih slučajeva, najčešće primenjenih u hidraulici. To su:

a/ Isticanje:

$$v_0 = C_v \sqrt{2gZ}$$

gde je koeficijent brzine $C_v = \sqrt{\frac{1}{C_2}}$

b/ Lokalni gubici:

$$Z_{izg} = \xi \frac{v^2}{2g}$$

Ovde je Z izražena veličina Z_{izg} , a koeficijent lokalnog gubitka $\xi = C_3$.

c/ Gubici usled trenja (Darcy-Weisbachova, odnosno Baziljeva formula)

$$Z_{izg} = \lambda \frac{L}{D} \frac{v^2}{2g}$$

Ovde je Z označena veličina $Z_{izg} = C_4 = \lambda L/D$, koja je proporcionalna sa dužinom L , a sa, radi dimenzionih razloga, stavila se izražena neke karakteristične dužine. To je prečnik cevi D , a kod neravnomernih preseka - hidraulički radijus R .

d/ Ravanski problem preliivanja

$$q = m H \sqrt{2g H}$$

Ovde je $Z = H$ visina prelivnog mlaza, a brzina v_0 se zamenjuje proticajem po jedinici dužine q podeljenim sa nekom dužinom - opet sa prelivnim mlazom H , tj.

$$v_0 = \frac{q}{H}$$

Koeficijent preliivanja m jednak je:

$$m = \sqrt{\frac{1}{C_Z}}$$

Iz izloženog se vidi da se izraz (2-9) može nazvati "opšta struktura formula Praktične hidraulike", jer su sve empirijske formule praktičnog karaktera njihovi posebni slučajevi.

Ako se učini ista aproksimacije kojom se sa (2-7) prešlo na (2-8), izraz (2-9) zamenjuje se sa:

$$\frac{Z}{v_0^2/2g} = C_Z = C_Z (Fr \dots Ko) \quad (2-10)$$

* * *

Korisno je još dodati napomenu o Frudevom broju Fr koji unosi u razmatranje uticaj težine u izrazima (2-7 do -10). On ulazi samo kod tečenja sa slobodnom povr-

binom, dok kod tečenja pod pritiskom ne ulazi, iako u oba slučaja tečnost ima svoju težinu. Kod tečenja pod pritiskom, granična površina tečenja je nametnuta čvrsta površina (zid cevi, na primer), a sila težine, upravo gravitaciono ubrzanje, nema bitan uticaj na stvaranje strujne slike, jer se uticaj težine može zameniti ekvivalentnim pritiskom. Najbolji primer je tečenje u cevi, gde se nagib prema horizontali može menjati što znači da se menja uticaj sile težine, a strujna slika ostaje ista, ako se zadrže iste razlike piježometarskih kota. Računanje piježometarskih i energetskih kota, merodavnih za postizanje određenog protoka, je identično, bez obzira na nagib same cevi. Nasuprot tome, menjanje nagiba kanala menja slobodnu površinu tečnosti, a time se bitno menja strujna slika. Kanal se očigledno ne može hidraulički računati bez uvažavanja težine u račun, odnosno bez uvažavanja pada dna kanala. Međutim, leva strana u (2-9 i -10), po svom obliku, potpuno je ista kao i Froudeov broj. To može da stvori zabunu, jer su pomenuti izrazi namenjeni bilo kom hidrauličkom problemu, pa i tečenju u cevima, pa, na prvi pogled izlazi da je to protivrečno navedenoj konstataciji. Objašnjenje je u sledećem: Bezdimenzionalnu veličinu $C_z = \frac{2gz}{v_0^2}$ treba shvatiti

kao meru sile potrebnu za kretanje, a ona je izražena odgovarajućim silom težine, što ne znači da je ta sila težine jedina moguća sila koja će to obaviti. Sa druge strane, ako je reč o tečenju u kanalima, može se izbeći Fr

jer je:

$$Fr C_z = \frac{v_0^2}{gL_0} \cdot \frac{2gz}{v_0^2} = 2 \frac{z}{L_0}$$

pa se umesto C_z i Fr , mogu uzeti C_z i $\frac{z}{L_0}$ i na taj način uzet je posredno u razmatranje i Fr . Međutim, to se retko primenjuje, jer je Fr pokazatelj stanja tečenja u kanalu, pa ga treba zadržati i prikazati neposredno, a ne posredno. Kod tečenja pod pritiskom, naprotiv, nema razloga za uvođenjem Frouđovog broja.

* * *

Primena dimenzionalne analize u Hidraulici, uostalom kao i svugde, ne sme da bude stvar formalnosti, nego se moraju smišljenim postupkom izabrati neodimenzionalne veličine i to tako da se njima što bolje izražava problem.

* * *

Može se naići da se dimenzionalnoj analizi pripisuju i ona uproštavanja problema koja nisu postignuta njenom primenom, nego su posledica primena jednačina. Naime, svaka jednačina, kao usvojeni uslov, smanjuje broj veličina u razmatranju za jednu. I dalje, svaki drugi uslov, preko koga se često prećutno prodje doprinosi u istom smislu. Ovo se ovde navodi, jer su vrlo česte zabune usled prebrzog zaključivanja pri upotrebi bezdimenzionalnih parametara.

Često puta problematika se izražava isključivo preko kinematskih veličina, pa se, umesto materijalnih karakteristika, tečnosti: ρ , γ , M , E i δ , uvode u razmatranje njihove kinematske zamene:

$$\gamma/\rho = g \quad (\text{gravitaciono ubrzanje})$$

$$M/\rho = \nu \quad (\text{kinematski koeficijent viskoznosti})$$

$$E/\rho = C \quad (\text{brzina zvuka})$$

$$\delta/\rho \quad (\text{kinematski koeficijent kapilarnosti})$$

Taj način već je primenjen, jer se već specifična težina γ zamenjivala sa g , a ovde je sproveden i na ostale karakteristike.

Ovakvim zamenama, broj veličina se smanjio za jednu, jer se ne pojavljuje gustina pa se od dimenzionalne analize može očekivati smanjenje veličina za dve. Uostalom, kinematsko prikazivanje je dvodimenzionalno, odnosno sa dve osnovne veličine.

* * *

Sve izloženo u ovom poglavlju dato je iz razloga da se kasnije koristi pri rešavanju postavljenog zadatka. Tako će se kasnije izvođenja i zaključci iz njih moći podvrći sigurnim kriterijumima.

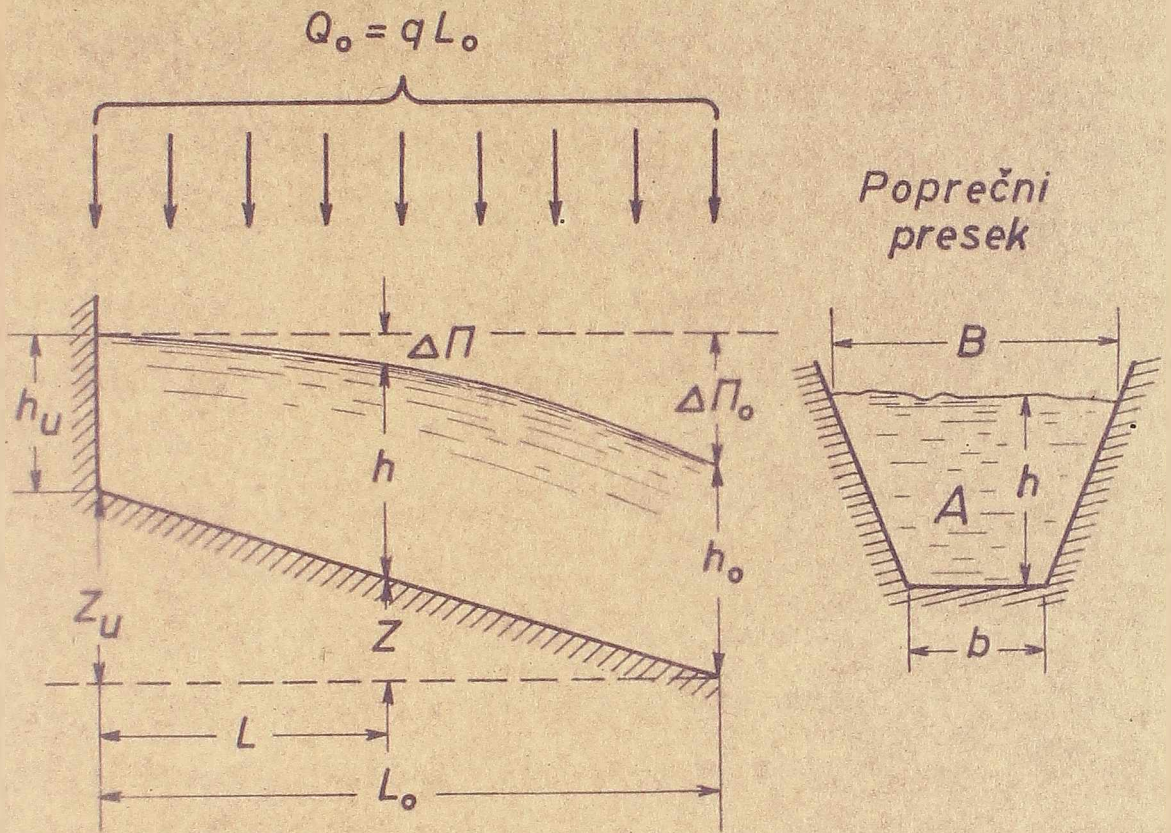
3.

Osnove za proučavanje
sabirnih kanala sa
ravnomernim priticajem

3.1. Oznake

(vidi sliku 3.1.)

Dužina sabirnog kanala	L_0
Rastojanje od uzvodnog kraja kanala	L
Kota dna (računata od kote dna na nizvodnom kraju)	Z
Dubina	h
Pijezometarska kota	$\Pi \quad \Pi = Z + h$
Razlika pijezometarskih kota uzvodnog i proizvoljnog preseka	$\Delta \Pi$
Širina dna	b
Širina slobodne površine vode	B
Poprečni proticajni presak	A
Proticaj	$Q \quad Q = qL$
Proticaj u kanal, po jedinici dužine	q
Srednja brzina u preseku	$V \quad V = Q/A$
Frudov broj	$F \quad F = \frac{Q^2 B}{q A^3}$
Statički momenat preseka (u odnosu na nivo vode)	S



Slika 3.1.

* * *

Kada se veličine odnose na nizvodni kraj kanala, nose još i indeks "o" - na primer:

dubina na nizvodnom kraju. h_o

poprečni proticajni presek na nizvodnom kraju. A_o

itd.

Indeks "u" opet ukazuje da se radi o veličini na uzvodnom kraju kanala.

* * *

3.2. Uslovi proučavanja

I. Proticaj na uzvodnom kraju kanala ravan je ili i proticaj je ravnomernao, što se može napisati:

$$Q = qL \quad Q_0 = qL_0 \quad (3-1)$$

II. Pad dna je konstantan, tj.:

$$I = \frac{Z_u}{L_0} = \text{const} \quad (3-2)$$

$$Z = Z_u \left(1 - \frac{L}{L_0}\right) \quad (3-3)$$

III. Na ibi bokova kanala ne menjaju se dužinom kanala, pa se ostvaruje:

$$\frac{h}{B-b} = \text{const} \quad (3-4)$$

IV. Razmatraju se kanali pravougaonog, trapeznog i trougaonog poprečnog preseka. Trapezni i pravougaoni kanali imaju istu širinu dna duž kanala, ili im se širina dna nizvodnim smerom postepeno povećava u linearnoj zavisnosti,

$$b = b_u + (b_o - b_u) \frac{L}{L_o} \quad (3-5)$$

Kanali kod kojih je širina *const*, tj.

$$b = b_o = b_u = \text{const}$$

ostvaruju se prizmatični kanali. Tu ulaze i trougaoni kanali, jer je kod njih $b = \text{const} = 0$.

* * *

Navedeni uslovi gotovo uvek se i ostvaruju u praktičnoj problematici koja je predmet ovog rada.

3.3. Bezdímenzionálne veličine

s/ Za rastožanje od uvodného kraja nízvodného kanála:

$$X = \frac{L}{L_0} \quad (3-6)$$

w/ Za nízvodný prútokový prútok:

$$Y = \frac{A}{A_0} \quad (3-7)$$

o/ Za úroveň prútokovej (prútokovej) kraj na nízvodnom kraju kanála)

$$F_0 = \frac{Q_0^2 B_0}{g A_0^3} = \frac{v_0^2 B_0}{g A_0} \quad (3-8)$$

a/ Za oblik nízvodného prútokového:

$$M = \frac{b_0}{B_0} \quad (3-9)$$

pravouhelník

$$M=1$$

trapez

$$1 > M > 0$$

trouhelník

$$M=0$$

e/ Za sužavanje kanala

$$1 - N = \frac{b_u}{b_o} \quad (3-10)$$

Pri $N=0$ kanal je prizmatičan.

f/ Za pad dna:

$$\Gamma = \frac{Z_u}{A_o/B_o} \quad (3-11)$$

Uvodjenjem bezdimenzionalnih veličina, umesto funkcije:

$$A = A(L) \quad (3-12)$$

proučavaće se funkcija:

$$Y = Y(X) \quad (3-13)$$

sa parametrima

$$F, M, N \text{ i } F_o$$

Ovaj zaključak biće kasnije (odjeljak 3.6) razmotren sa stanovišta dimenzionalne analize. Naime, pokazalo se da veličine napisane pod (3-13) određuju problem i da se sve ostale veličine, ako se napišu u bezdimenzionalnom obliku, mogu napisati preko: X, Y, F_o, M, N i Γ . Naći lakšeg kasnijeg izlaganja napisalo se još niz bezdimenzionalnih veličina i odmah će se napisati i njihove veze

sa prethodnim veličinama.

* * *

Proticaj se može izraziti sa:

$$\frac{Q}{Q_0} = \frac{L}{L_0} = X \quad (3-14)$$

Ovo je napisano prema (3-1) i (3-5)

* * *

Na isti način, prema (3-3), kota dna izražena bezdimenzionalno je:

$$\frac{Z}{Z_u} = 1 - X \quad (3-15)$$

* * *

Širina dna, u odnosu na širinu dna na nizvodnom kraju, može se označavati posebnom oznakom:

$$\beta = \frac{b}{b_0} \quad (3-16)$$

ili je to veličina koja je izvedena iz X i uvedenog parametra N , jer se, iz (3-5) i (3-16) dobija:

$$\beta = 1 - N + NX \quad (3-17)$$

Širina slobodne vodene površine, bezdimenzionalno
će se pisati kao:

$$b = \frac{B}{B_0} \quad (3-18)$$

I ova veličina se može izraziti preko X , Y
uvvedenih parametara M i N , jer je površina preseka A
jednaka:

$$A = \frac{1}{2} h (B + b) \quad (3-19)$$

Nizvodni presek je:

$$A_0 = \frac{1}{2} h_0 (B_0 + b_0) \quad (3-20)$$

Deljenjem (3-19) sa (3-20) uz korišćenje (3-4)

dobija se:

$$\frac{A}{A_0} = \frac{B^2 - b^2}{B_0^2 - b_0^2} = \frac{\left(\frac{B}{B_0}\right)^2 - \left(\frac{b}{b_0}\right)^2 \left(\frac{b_0}{b_0}\right)^2}{1 - \left(\frac{b}{b_0}\right)^2}$$

ili, prema (3-7), (3-9), (3-16) i (3-16) :

$$Y = \frac{b^2 - \beta^2 M^2}{1 - M^2} \quad (3-21)$$

pa je:

$$B = \sqrt{Y(1-M^2) + \beta^2 M^2} \tag{3-22}$$

ili, zamenom β prema (3-17) dobija se B izraženo preko promenljivih X i Y i izabranih parametara M i N -

$$B = \sqrt{Y(1-M^2) + M^2(1-N+NX)^2} \tag{3-23}$$

* * *

Velicina će se izražavati preko bezdimenzionalne veličine:

$$\Omega = \frac{h}{A_0/B_0} \tag{3-24}$$

Delenje sa A_0/B_0 pokazace se kao pogodno, jer ista velicina pojavljuje i kod Frudovog broja, a iz istog razloga uvedena je i kod Γ - vidi (3-8) i (3-11).

Jednacina (3-19) dovodi se na ovaj oblik:

$$\frac{A}{A_0} = \frac{1}{2} \frac{h B_0}{A_0} \left[\frac{B}{B_0} + \frac{b}{b_0} \cdot \frac{b_0}{b_0} \right]$$

što se, korišćenjem (3-7), (3-24), (3-13), (3-16) i (3-9), preobličava u:

$$Y = \frac{1}{2} \Omega (b + M\beta) \quad (3-25)$$

Eliminacijom Y iz sistema jednačina (3-25) i (3-21) može se Ω izraziti eksplicitno kao:

$$\Omega = \frac{2}{1-M^2} (b - M\beta) \quad (3-26)$$

i na kraju, isključivo preko: X , Y , M i N :

$$\Omega = \frac{2}{1-M^2} \left[\sqrt{Y(1-M^2) + M^2(1-N+NX)^2} - M(1-N+NX) \right] \quad (3-27)$$

što se dobilo zamenom b i β u (3-26), odgovarajućim izrazima: (3-23) i (3-17).

Treba napomenuti da se napisani izrazi za Ω ne mogu koristiti za pravougaoni kanal, gde je $M=1$ i $b=\beta$ jer tada (3-26) daje neodređen izraz, odnosno nulu podeljenu sa nulom, Međutim, sa $M=1$ i $b=\beta$ (3-25) daje:

$$\Omega = \frac{Y}{b} = \frac{Y}{\beta} \quad (3-28)$$

$$\Omega = \frac{Y}{(1-N+NX)} \quad (3-29)$$

Frudov broj u proizvoljnom preseku dat je sa:

$$F = \frac{Q^2 B}{g A^3} \quad (3-30)$$

što se može napisati kao:

$$F = \frac{Q_0^2 B_0}{g A_0^3} \left(\frac{Q}{Q_0}\right)^2 \left(\frac{B}{B_0}\right) \left(\frac{A_0}{A}\right)^3$$

preko uvedenih bezdimenzionalnih veličina, u obziru na (3-7), (3-8), (3-14) i (3-18),

$$F = F_0 \frac{X^2 B}{Y^3} \quad (3-31)$$

odnosno zamenom B prema (3-23):

$$F = F_0 \frac{X^2 \sqrt{Y(1-M^2) + M^2(1-N+NX)^2}}{Y^3} \quad (3-32)$$

* * *

Iz ispisanih jednačina vidi se da je β funkcija samo od X , dok su B i Ω funkcije od X i Y . U daljnjim izlaganjima koristiće se izvodi ovih funkcija pa će oni odmah napisati. Iz (3-17) vidi se da je:

$$\frac{\partial \beta}{\partial X} = N \quad (3-33)$$

$$\frac{\partial \beta}{\partial Y} = 0 \quad (3-34)$$

Parcijalnim diferenciranjem po X , odnosno Y , jednačine (3-23) uz korišćenje (3-17) dobija se:

$$\frac{\partial B}{\partial X} = \frac{M^2 N (1 - N + NX)}{B} = \frac{M^2 N \beta}{B} \quad (3-35)$$

$$\frac{\partial B}{\partial Y} = \frac{1 - M^2}{2B} \quad (3-36)$$

Izvedeni parcijalni izvodi mogu poslužiti se dobijanje još i izvoda veličine Ω .

Iz (3-26) dobija se:

$$\frac{\partial \Omega}{\partial X} = \frac{2}{1 - M^2} \left(\frac{\partial B}{\partial X} - M \frac{\partial \beta}{\partial X} \right) = \frac{2MN}{1 - M^2} \left(\frac{M\beta}{B} - 1 \right) \quad (3-37)$$

Napisani rezultat može se izraziti preko same diferencirane veličine Ω , jer se korišćenjem izraza (3-26) dobija:

$$\frac{\partial \Omega}{\partial X} = -MN \frac{\Omega}{B} \quad (3-38)$$

(3-26) daje i:

$$\frac{\partial \Omega}{\partial Y} = \frac{2}{1-M^2} \frac{\partial \beta}{\partial Y} = \frac{1}{\beta} \quad (3-39)$$

Ako se želi da su ispisani parcijalni izvodi izraza isključivo preko X , Y , M i N može se svuda β , odnosno β , zameniti desnom stranom (3-17), odnosno (3-23). Tako će se i postupiti kasnije kada se za to bude potreba.

3.4. Jednačina tečenja

Prepisuje se ranije izvedena jednačina za tečenje sa usputnim proticajem usmerenim normalno na sabirni provodnik, odnosno jednačina (1-1):

$$d\left(\Pi + \frac{v^2}{2g}\right) + \frac{v}{gA} dQ \quad (3-40)$$

Kod kanala pogodnije je zameniti pijeziometričku kotu Π sa zbirom iz kote dna i dubine vode (vidi gl. 3-1)

$$\Pi = Z + h \quad (3-41)$$

Napisane jednačine (3-40 i -41) i brzina v sa Q/A dovode do:

$$d\left(Z + h + \frac{Q^2}{2gA^2}\right) + \frac{Q}{gA^2} dQ = 0 \quad (3-42)$$

Delenjem sa A/B_0 napisana jednačina može se prikazati u ovom obliku:

$$d \left[\frac{Z_u}{A_0/B_0} \frac{Z}{Z_u} + \frac{h}{A_0/B_0} + \frac{1}{2} \frac{Q_0^2 B_0}{g A_0^3} \left(\frac{Q}{Q_0} \right)^2 \left(\frac{A_0}{A} \right)^2 \right] + \frac{Q_0^2 B_0}{g A_0^3} \left(\frac{A_0}{A} \right)^2 \frac{Q}{Q_0} d \left(\frac{Q}{Q_0} \right) = 0$$

Uzima se svedena da su u njoj uvedene bezdimenzionalne veličine, a zamenu odgovarajućih članova prema (3-11), (3-12), (3-24), (3-8), (3-7) i (3-14) dobija se:

$$d \left[\Gamma (1-X) + \Omega + \frac{1}{2} F_0 \frac{X^2}{Y^2} \right] + F_0 \frac{X}{Y^2} dX = 0 \quad (3-43)$$

Prethodna jednačina dovodi se na;

$$\left(-\Gamma + \frac{\partial \Omega}{\partial X} + 2F_0 \frac{X}{Y^2} \right) dX + \left(\frac{\partial \Omega}{\partial Y} - F_0 \frac{X^2}{Y^3} \right) dY = 0$$

ili

$$\frac{dY}{dX} = \frac{\Gamma - 2F_0 \frac{X}{Y^2} - \frac{\partial \Omega}{\partial X}}{\frac{\partial \Omega}{\partial Y} - F_0 \frac{X^2}{Y^3}} \quad (3-44)$$

Parcijalni izvodi veličine Ω zamenuju se prema (3-17) i (3-39), u kojima se opet B i β zamene pre-

na (3-17) i (3-23) pa se dobija diferencijalna jednačina u koju ulaze samo: X i Y , i konstantne vrednosti: Γ , F_0 , M i N :

$$\frac{dY}{dX} = \frac{\Gamma - 2F_0 \frac{X}{Y^2} + \frac{2MN}{1-M^2} \left[1 - \frac{(1-N+NX)M}{\sqrt{Y(1-M^2)+M^2(1-N+NX)}} \right]}{1 - F_0 \frac{X^2}{Y^3}} \quad (3-45)$$

Uz ovu jednačinu ide i granični uslov:

$$\text{za } X=1, \quad Y=1, \quad \text{tj. } Y(1)=1$$

(3-45) definiše ranije napisanu funkciju (3-13).

* * *

Za pravougaoni kanal, $M=0$ poslednji član u brojiocu desne strane prethodne jednačine je nula podeljena sa nulom. To se može izbeći ako se umesto (3-57) uzme (3-73) sa daljnjom smenom prema (3-29). Tako, za pravougaoni kanal prethodna jednačina postaje:

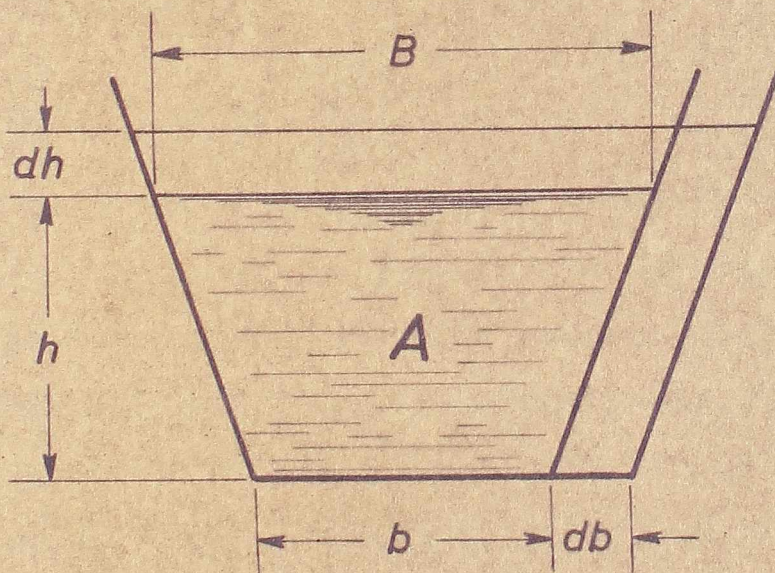
$$\frac{dY}{dX} = \frac{\Gamma - 2F_0 \frac{X}{Y^2} + N \frac{Y}{(1-N+NX)^2}}{1 - N + NX - F_0 \frac{X^2}{Y^3}} \quad (3-46)$$

* * *

Sada će se početna jednačina (3-42) dovesti na nešto drukčiji oblik koji će se takođe koristiti u kasnijim izlaganjima. Množenjem (3-42) sa $A\gamma$ (γ = specifična težina) ista jednačina postaje:

$$\gamma A dZ + \gamma A dh + p d(Qv) = 0 \quad (3-47)$$

Time je jednačina dovedena da izražava elementarne sile, i to redom kojim su članovi napisani: sila težine, sila pritiska i inercijalna sila.



Slika 3.2.

Iz sl. 3-2 vidi se da je elementarni priraštaj statičkog momenta (u odnosu na slobodnu površinu vode) poprečnog preseka:

$$dS = A dh + B dh \frac{1}{2} dh + \frac{1}{2} h^2 db \quad (3-48)$$

Srednji član je zanemarljiv kao beskonačno mala veličina višega reda. Ako se detaljnije izvodjenje ograniči na prizmatične kanale, tj. $N=0$, odnosno $b = \text{const.}$, može se napisati da je:

$$dS = A dh \quad (3-49)$$

pa se (3-47) svodi na:

$$A dZ + d\left(S + \frac{Q^2}{gA}\right) \quad (3-50)$$

Ovim se pokazuje da se težini tečnosti između dva beskonačno bliska poprečna preseka toka (preciznije rečeno: komponenti, u pravcu toka, sile težine) suprotstavlja priraštaj zbira sile pritiska i inercijalne sile, a ovaj zbir se može shvatiti kao "sila u preseku". Ovakvo stanje je samo kod prizmatičnih kanala, a za taj slučaj je i napisana jednačina (3-50). Naime tu, samo sile pritiska se na dnu i bokova kanala pa se sila pritiska pojavljuje samo na poprečnom preseku i baš to i omogućava svodjenje problema na

Jednačinu (3-50).

Uvodjenjem bezdimenzionalne veličine na statički moment:

$$\Psi = \frac{S}{A_0^2/B_0} \quad (3-51)$$

Jednačina (3-50) dovodi se na bezdimenzionalni oblik na isti način kao što se na (3-42) prešlo na (3-45), samo se ovdje čeli sa A_0^2/B_0 :

$$\Gamma Y dX = d\left(\Psi + F_0 \frac{X^2}{Y}\right) \quad (3-52)$$

(3-49) i (3-51) daju:

$$d\Psi = \frac{dS}{A_0^2/B_0} = \frac{A}{A_0} d\left(\frac{h}{A_0 B_0}\right) = Y d\Omega \quad (3-53)$$

Za pisanje prethodnog omjerljiva je prema (3-7) i (3-24), a daljnje transformaciju koristit će i:

$$d\Omega = \frac{\partial \Omega}{\partial Y} dY = \frac{dY}{b} = \frac{dY}{\sqrt{Y(1-M^2) + M^2}} \quad (3-54)$$

Što se dobilo iz (3-39) i (3-25), uz ulov primarnog krunala, tj. $N=0$. Isti ulov čovek je, prema (3-38) i do

$$\frac{\partial \Omega}{\partial X} = 0$$

Što je takođe iskorišćeno pri pisanju (3-54).

Na kraju, iz (3-53) i (3-54) dobija se integrabilan izraz za ψ , odnosno

$$\psi = \int_0^Y \frac{Y dY}{\sqrt{Y(1-M^2)+M^2}} \quad (3-55)$$

U prethodnom izraz M ima parametarski karakter pa rešenje integrala daje:

$$\psi = \frac{2}{3} \frac{1}{(1-M^2)^2} \left\{ \left[Y(1-M^2)+M^2 \right]^{3/2} - M^3 \right\} - 2 \frac{M^2}{1-M^2} \left(\sqrt{Y(1-M^2)+M^2} - M \right) \quad (3-56)$$

Za pravougaoni kanal napisano rešenje dovodi opet do nule podeljene sa nulom. Medjutim, tada, sa $M=1$ (3-55) daje neposredno:

$$\psi = \frac{1}{2} Y^2 \quad \text{za} \quad M=1 \quad (3-57)$$

Za trougaoni kanal $M=0$ rešenje je takođe vrlo prosto:

$$\psi = \frac{2}{3} Y^{3/2} \quad \text{za} \quad M=0 \quad (3-58)$$

Za trapezni kanal, $0 < M < 1$ izras (3-36) nije najjednostavniji i za to će se kasnije, prilikom praktičnog korišćenja ovog izvodjenja, dati i tablica sa vrednošćima za ψ .

3.5. Prikazivanje problema u obliku elementarnog hidrauličkog obrasca za isticanje

Od velikog praktičnog značaja je određivanje denivelacije u sabirnom kanalu, označene kao $\Delta \Pi_0$ na sl. 3-1., jer to bi značilo da se za izabrani nizvodni poprečni presek odmah zna i njegov visinski smestaj. Iz sl. 3-1 može se pročitati:

$$\Delta \Pi_0 = h_u + Z_u - h_0 \quad (3-59)$$

Deljenjem prethodne jednačine sa A_0/B_0 dobijaju se bezdimenzionalne veličine, prema (3-11) i (3-24):

$$\frac{\Delta \Pi_0}{A_0/B_0} = \Omega_u + \Gamma - \Omega_0 \quad (3-60)$$

Daljnim deljenjem sa

$$\frac{v_0^2 B_0}{g A_0} = F_0$$

obija se:

$$K = \frac{\Delta \Pi}{v_0^2/g} = \frac{\Omega_U - \Gamma - \Omega_0}{F_0} \quad (3-61)$$

Iz (3-26) za nizvodni presek, sa $Y = X = 1$

dobija se:

$$\Omega_0 = \frac{2}{1+M}$$

$$\Omega_0 = \Omega_0(M) \quad (3-62)$$

Ista jednačina za uzvodni presek, sa $X = 0$ i

$Y = Y_U$ pokazuje da je:

$$\Omega_U = \Omega_U(Y_U, M, N) \quad (3-63)$$

Dalje, kako rešenje diferencijalne jednačine (3-45) daje, između ostalog, i $Y(0)$ odnosno Y_U

$$Y_U = Y_U(\Gamma, F_0, M, N)$$

znači da je:

$$\Gamma = \Gamma(Y_U, F_0, M, N) \quad (3-64)$$

Ako se dobijeno pod (3-2 do -64) iskoristi u (3-61), ispada da se može napisati funkcija:

$$\frac{\Delta \Pi_0}{v_0^2/g} = K = K(Y_u, F_0, M, N)$$

$$K = K\left(\frac{A_u}{A_0}, F_0, M, N\right) \quad (3-65)$$

Poznavanje napisane funkcije (3-65) omogućilo bi direktno određivanje

$$\Delta \Pi_0 = K \frac{v_0^2}{g} \quad (3-66)$$

U ovom problemu bi se sveo na elementarno računanje potrebne debljine lamelacije $\Delta \Pi_0$ za određenu brzinsku visinu $v_0^2/2g$.

Prema elementarnoj hidraulici napisalo bi se:

$$\Delta \Pi_0 = \frac{v_0^2}{2g} (1 + \xi) \quad (3-67)$$

$$v_0 = C_v \sqrt{2g \Delta \Pi_0} \quad (3-68)$$

gdje je ξ koeficijent gubitka kod ostvarenja lamela, a C_v koeficijent brzine. Upoređenjem (3-66) sa (3-67), odnosno (3-68) lako se uvidja da su:

$$\xi = 2K - 1 \quad (3-69)$$

$$C_v = \sqrt{\frac{1}{2K}} \quad (3-70)$$

Na ovaj način problem bi se sveo na određivanje
visine oticanja iz sabirnog kanala u funkciji raspoložive
niveleacije u kanalu, odnosno kao elementarni zadatak
hidraulike. U poglavlju 6. daće se odrediti se funkcio-
nalna veza (3-65) i tako dobiti mogućnost za neposredno
određivanje primarnih dimenzija sabirnog kanala.

3.6. Provera uvedenih bezdimenzionalnih odnosa sa stanovišta dimenzionalne analize

Problem tečenja u sabirnom kanalu je rešen ako je odredjena funkcija

$$A = A(L) \quad (3-71)$$

Ako je poznat poprečni presek u funkciji rastojanja. Konturni uslovi, simbolično napisani kao: $ko_1, ko_2 \dots$ u izrazu (2-1) su sledeći:

a) Širina dna u funkciji rastojanja:

$$b = b(L)$$

ko se sa širenjem po linearnom zakonu zamenjuje sa:

$$b_0, b_u, L_0 \quad (3-72)$$

b) Kota dna u funkciji rastojanja:

$$Z = Z(L)$$

Ako je pad konstantan, ovo određuju dve veličine:

$$Z_u, L_0 \quad (3-73)$$

c) Elementi nizvodnog preseka:

$$b_0, A_0, m_1, m_2, Q \quad (3-74)$$

Dubina h je potpuno određena sa 4 navedena veliči-

Ako se nagibi bokova ne menjaju duž kanala, što je redovan slučaj u praksi, onda m_1 i m_2 zajedno sa veličinama pod (3-72) potpuno određuju geometrijske karakteristike celog sabirnog kanala. Uslov ravnomernog priticanja dozvoljava da je sa Q i L_0 potpuno određeno priticanje, pa ne treba uzimati nikakve veličine više.

Zanemariće se uticati viskoznosti, u odnosu na inertijalne, što se može opravdati kod ovakvog problema, a što je već objašnjeno u poglavlju 1. Dalje, kod ovakvih problema tačnost se može smatrati nestišljivom, a može se izostaviti i uticaj kapilarnosti kao zanemarljiv. Ovo govori o izostavljanju: M , E i δ iz funkcije (2-1), pa ostaju konstantni uslovi navedeni od (3-72 do -74) i od materijalnih karakteristika: ρ i γ . Problem se svodi na kinematiko izražavanje, pa će se u razmatranje uvesti g , umesto ρ i γ ali u tom slučaju dimenzionalna analiza smanjuje broj veličina za dve, kako je napomenuto u prethodnom pasusu teksta poglavlja 2. Posle ovog objašnjenja može se izraz (3-71) napisati određeniije kao:

$$A = A(L, L_0, A_0, b_0, m_1, m_2, b_u, Z_u, Q_0, g) \quad (3-75)$$

33. u razmatranje ulazi 11 veličina, a posle primene dimenzionalne analize treba očekivati 2 manje.

Medjutim, kada se problem analizira kao linijski, što je pretpostavljeno pri izvođenju jednačine tečenja u kanalu, u poglavlju 1, mogu se od geometrijskih veličina dve uzeti kao jedinice: jedna kao mera rastojanja (užeće se L_0), a druga kao mera toka na datom rastojanju (užeće se A_0). Ovo je u skladu sa razmatranjima pri kraju poglavlja 2., gde je skrenuta pažnja da usvajanje jedne određene zakonitosti znači i smanjenje za jedan broj veličina uzetih u razmatranje. Primenom dimenzionalne analize prethodno se ne može postići, jer dve geometrijske veličine ne mogu biti jedinice sistema. Dalje, ako se prihvati rešavanje problema kao linijskog, od svih elemenata poprečnog preseka ulaze samo dva: poprečni presek i dubina, kako se vidi iz jednačine (3-42). Ovo bi značilo da sem A_0 , treba još samo jedna veličina za određivanje nizvodnog preseka, tj. svega jedna umesto tri napisane: b_0 , m_1 i m_2 . Sve pobrojano govori o tome da, sem smanjenja usled primene dimenzionalne analize, ovde treba očekivati još i smanjenje za tri veličine, pa će ukupno smanjenje biti pet veličina, odnosno (3-75) zameniće funkcionalna veza sa 6 bezdimenzionalnih veličina:

$$\frac{A}{A_0} = \frac{A}{A_0} \left(\frac{L}{L_0}, C_1, C_2, C_3, C_4 \right) \quad (3-76)$$

gde su: C_1, C_2, C_3 i C_4 bezdimenzionalne karakteristike, i to:

C_1 = za oblik nizvodnog preseka

C_2 = za promenu širine dna

C_3 = za pad dna (ili visinsku razliku kota dna na uzvodnom i nizvodnom kraju)

C_4 = za proticaj

Prepisaće se ranije napisana funkcija (3-15):

$$Y = Y(X, M, N, \Gamma, F_0)$$

pa kadre je $Y=A/A_0$ a $X=L/L_0$ upoređjenje (3-11) i (3-76)

pokazuje da su:

$$\left. \begin{array}{ll} C_1 = M & C_2 = N \\ C_3 = \Gamma & C_4 = \Gamma \end{array} \right\} \quad (3-77)$$

Ovo upoređjenje pokazuje da je ranije izvođenje problematike sa bezdimenzionalnim veličinama potpuno ispravno sa stanovišta dimenzionalne analize.

* * *

U prethodnom odeljku (3.5). Izvođenju je dovelo do funkcije (3-56) i objašnjeno je da je na taj način problem sveo na elementarni hidraulički zadatak. Sa stanovišta dimenzionalne analize (3-65) može se protumačiti kao jedan slučaj opšte hidrauličke zakonitosti kada se u razmatranje unimaju samo inercijelni i gravitacioni uticaji, odnosno kao primer za ranije napisanu funkciju (2-10). Naime, K je takošnji C_2 , dok A_u/A_0 , M i N određuju ono što je tako simbolično napisano kao K_0 , a tako i ovde ulazi još i Froudeov broj.

Da su pri pisanju (3-65) u obzir ušle sve veličine, lako se pokazuje. Pre svega funkcija (3-76) za uzvodni preseka, gde je $L/L_0 = 1$ daje:

$$\frac{A_u}{A_0} = \frac{A_u}{A_0} (C_1, C_2, C_3, C_4) \quad (3-78)$$

Ako se u razmatranje uvade još i K , onda je jedan parametar suvišan, jer prethodni izraz sadrži, kako je ranije dokazano, sve potrebne parametre. Prema tome sve je ispravno ako se, uvodjenjem K , izentari C_3 , pa se može napisati, umesto (3-78)

$$\frac{A_u}{A_0} = \frac{A_u}{A_0} (C_1, C_2, K, C_4)$$

Izražavanje eksplicitno po K govori se:

$$K = K \left(\frac{A_u}{A_o}, C_1, C_2, C_4 \right)$$

Ako se C_1 , C_2 i C_4 zamene, prema (3-77)

dobija se:

$$K = K \left(\frac{A_u}{A_o}, M, N, F_o \right) \quad (3-79)$$

Ovim postupkom iz razmatranja izostavljeni C_3 se ustvari Γ , a to je učinjeno namerno, da bi ova procedura bila u skladu sa ranijim izvođenjem, koje je korišćeno u (3-64) eliminisan takođe Γ iz (3-61) i došlo se do (3-65). Dobijene (3-79) identične je sa (3-65), čime je potvrđeno da je ranije izvođenje u skladu sa dimenzionalnom analizom.





