

SCIENTIFIC PAPERS  
OF THE UNIVERSITY OF PARDUBICE

Series B

The Jan Perner Transport Faculty

1 (1995)

## VLIV OBSAHU PLYNU V KAPALINĚ NA JEJÍ STLAČITELNOST

Josef KOREIS

Katedra dopravní mechaniky a provozní spolehlivosti

### Úvod

Kapalina může obsahovat plyny ve dvou formách. Buď ve formě atomární - plyn je v kapalině rozpuštěn, nebo ve formě molekulární, kdy plyn není v kapalině rozpuštěn a má snahu tvořit zhluky.

Obsah plynu rozpuštěného v kapalině je limitován vlastnostmi plynu a vlastnostmi kapaliny. Maximální hodnota poměru objemu rozpuštěného plynu k objemu kapaliny je konstanta nezávislá na tlaku. Pokud je obsah rozpuštěných plynů malý (do 2%), nemá podstatný vliv na vlastnosti kapaliny.

Obsah nerozpuštěných plynů v kapalině takovým způsobem limitován není. Snad jen tím, že když bude plynu víc než kapaliny, bude se již jednat o kapalinu rozptýlenou v plynu (mlha). Předmětem zájmu bude kapalina obsahující malé množství nerozpuštěného plynu.

Kapalina obsahující nerozpuštěné plyny se popisuje jako směs, ve které si každá složka zachovává svoje vlastnosti. Vlastnosti směsi jsou potom dány parciálním součtem vlastností obou složek a popisují se stejným způsobem jako vlastnosti převažující složky. Objem nerozpuštěného plynu v kapalině je silně závislý na tlaku a i nepatrný obsah nerozpuštěných plynů v kapalině ovlivňuje radikálně zejména objemový modul pružnosti směsi, a tím i všechny parametry hydraulického mechanismu, závislé na stlačitelnosti kapaliny.

Každá kapalina za normálních barometrických podmínek obsahuje určitý minimální objem nerozpuštěných plynů. Voda musí být provzdušněna, aby v ní mohl existovat organický život. Organismy žijící ve vodě potom produkují např. CO<sub>2</sub> a hnilobné procesy produkují uhlovodíky (Bahenní plyn). Na volnou hladinu (nejen vody) působí barometrický tlak ( $p_o = 0,1$  MPa), který spolu s povrchovým napětím brání totálnímu samovolnému odplynění kapaliny. V hydraulickém oleji se nachází za normálních barometrických podmínek rovněž určité minimální procento vzduchu a také nerozpuštěné lehké uhlovodíky, které však při vyšších tlacích zkapalňují. Hydraulické mechanismy pracují v širokém rozsahu tlaků. V ssacím traktu samonasávacího hydrogenerátoru je tlak nižší než barometrický, a ve vysokotlaké větvi se dnes pracuje s tlaky do 70 MPa.

Kapalina obsahující i nepatrný objem nerozpuštěných plynů je snadno stlačitelná zejména při nízkých tlacích blízko barometrického tlaku, a téměř nestlačitelná při velmi vysokých tlacích. V populární literatuře se to často popisuje opačně. Kapalina se při nízkých tlacích považuje za nestlačitelnou.

Pro analytický popis vlastností směsi kapaliny a plynu, necht' platí následující zjednodušující předpoklady.

*Předpoklad P1:*

- ♦ Zidealizovaná kapalná složka směsi si zachovává vlastnosti kapaliny i při velmi nízkých tlacích, až do absolutního vakua. (Nezplyňuje).

*Předpoklad P2:*

- ♦ Zidealizovaná plynná složka směsi si zachovává vlastnosti ideálního plynu i při velmi vysokých tlacích, řádově do 100 MPa. (Nezkapalňuje).

*Předpoklad P3:*

- ♦ Rychlosti změn objemu, tlaku, a měrné hmotnosti jsou malé a změny probíhají při konstantní teplotě.

Pro rozlišení stejnojmenných veličin budou použity indexy:

$k$  - kapalná složka

$p$  - plynná složka

$s$  - směs

$o$  - hodnota při norm. barometrických podmínkách

## 1. Stlačitelnost kapalné složky

Má-li čistá kapalina (bez nerozpuštěných plynů) při tlaku  $p$  objem  $V_k$ , potom při zmenšení tohoto objemu o hodnotu  $dV_k$  (jeho stlačením působením vnějších sil) se tlak  $p$  v kapalině zvýší o přírůstek  $dp$  podle definičního vztahu:

$$dp = -\frac{E_k}{V_k} dV_k \quad , \quad (1)$$

kde  $E_k$  je objemový modul pružnosti kapaliny při tlaku  $p$ . Speciálně při normálním barometrickém tlaku  $p_0$  a normální teplotě  $T = 20^\circ\text{C}$  je

$$E_{ok} = -V_{ok} \frac{dp}{dV_k}, \quad (2)$$

kde  $V_{ok}$  je objem kapaliny při tlaku  $p_0 = 0,1 \text{ MPa}$ . Podle definičního vztahu (2) je hodnota  $E_{ok}$  přímoúměrná počátečnímu objemu  $V_{ok}$ . Má-li být objemový modul pružnosti použit jako porovnávací kritérium pro stlačitelnost dvou různých kapalin, potom je nutné porovnávat nejen při stejných počátečních podmínkách, ale i při stejných počátečních objemech obou porovnávaných kapalin. V daném případě je tato podmínka porovnatelnosti splněna, když bude  $V_{ok} = V_{os}$ .

Obecně je hodnota  $E_k$  závislá na tlaku, v nejjednodušším případě lineárně podle vztahu

$$E_k = E_{ok} + K_E (p - p_0). \quad (3)$$

Uvedený zjednodušující předpoklad P1 hovoří pouze o tom, že rovnice (3) platí i pro absolutní tlak  $p = 0$  a zidealizovaná kapalina má nenulový objemový modul pružnosti i při absolutním vákuu.

U hydraulických olejů se počítá s hodnotou  $E_{ok} = 1400 \text{ MPa}$ . Protože směrnice lineárního růstu  $K_E = 4$  až  $6$  je v porovnání s hodnotou  $E_{ok}$  velmi malá, považuje se často modul objemové pružnosti olejů za konstantu  $E_k = konst.$ , která v obvyklém rozsahu pracovních tlaků představuje střední hodnotu z výrazu (3). Rozsáhlá měření stlačitelnosti hydraulických olejů prováděli autoři prací [1] a [4]. Pro nejčastěji používaný ČS hydraulický olej OT-H3, PND 23-107-71 při teplotě  $50^\circ\text{C}$ , je v práci [1] uvedena hodnota izotermického (statického) modulu pružnosti  $E_{kS} = 1460 \text{ MPa}$ .

Při rychlostech deformace, srovnatelných s rychlostí šíření zvuku v kapalině, se počítá s tzv. adiabatickým (dynamickým) modulem pružnosti, který je větší v poměru měrných tepelných kapacit oleje. ( $E_{kD} / E_{kS} = c_p / c_v = 1,125$  až  $1,168$ ). V lit. [1] je pro olej OT-H3 uvedena hodnota  $E_{kD} = 1710 \text{ MPa}$ .

Při technických výpočtech se rovněž často definiční rovnice (2) linearizuje do tvaru:

$$E_k = E_{ok} = -V_{ok} \frac{\Delta p}{\Delta V_k} = -V_{ok} \frac{p - p_0}{V_k - V_{ok}}, \quad (4)$$

kde  $p$  a  $V_k$  jsou proměnné veličiny,  $p_0$  a  $V_{ok}$  jsou konstanty určující libovolný počáteční stav.

Rovnice (4) je nezávislá na volbě počátečních podmínek a lze z ní určit přírůstky

$$\Delta p = -\frac{E_k}{V_{ok}} \Delta V_k. \quad (5)$$

$$\Delta V_k = -\frac{V_{ok}}{E_k} \Delta p, \quad (6)$$

a také tlak

$$p = p_o + \frac{E_k}{V_{ok}} |\Delta V_k|, \quad (7)$$

a proměnný objem

$$V_k = V_{ok} \left(1 - \frac{\Delta p}{E_k}\right). \quad (8)$$

Je třeba zdůraznit, že uvedené linearizované vztahy lze použít pouze pro malé odchylky od rovnovážného počátečního stavu, daného konstantními hodnotami  $p_o$  a  $V_{ok}$ . Při velkých odchylkách vznikají nepřipustně velké chyby. Např. při  $\Delta p = E_k$  je podle (8) kapalina stlačena až na nulový objem  $V_k = 0$ , což není reálně možné.

Nelineární závislosti se získají integrací definičního vztahu (1).

$$\int_{p_o}^p dp = -E_k \int_{V_{ok}}^{V_k} \frac{1}{V_k} dV_k, \quad (9)$$

odkud je

$$p = p_o - E_k \cdot \ln \frac{V_k}{V_{ok}}, \quad (10)$$

$$V_k = V_{ok} \cdot \exp\left(\frac{-\Delta p}{E_k}\right). \quad (11)$$

Je zřejmé, že změny objemu vyvolají změny měrné hmotnosti. Ze zákona zachování hmoty plyne:

$$m = V_{ok} \rho_o = V_k \rho = konst. \quad (12)$$

$$\frac{d}{dt}(V_k \rho) = V_k \frac{d\rho}{dt} + \rho \frac{dV_k}{dt} = 0. \quad (13)$$

Z poslední rovnosti plyne:

$$\frac{dv_k}{V_k} = -\frac{d\rho}{\rho}. \quad (14)$$

Definiční vztah (1) potom lze přepsat do tvaru:

$$dp = E_k \frac{d\rho}{\rho}, \quad (15)$$

ze kterého lze  $E_k$  vyjádřit vztahem:

$$E_k = \rho \frac{dp}{d\rho} = \rho a^2, \quad (16)$$

kde  $a = \sqrt{(dp/d\rho)}$  je rychlost zvuku v kapalině.

## 2. Stlačitelnost plynné složky

Při izotermické změně platí:  $T = konst.$

$$p_o V_{op} = p_l V_{lp} = p V_p = RT = konst. \quad (17)$$

V definiční rovnici (17) lze  $p_o$  a  $V_{op}$  považovat za konstanty určující počáteční rovnovážný stav při normálních atmosferických podmínkách ( $p_o = 0,1$  MPa,  $T = 20^\circ$  C), a  $p$ ,  $V_p$  za proměnné parametry, ( $R$  je plynová konstanta). Při daných počátečních podmínkách je:

$$p = p_o \frac{V_{op}}{V_p}, \quad V_p = V_{op} \frac{p_o}{p}. \quad (18)$$

Přímou derivací zlomků v rovnicích (18) se získají vztahy:

$$\frac{dp}{dV_p} = p_o V_{op} \frac{d}{dV_p} \left( \frac{1}{V_p} \right) = -p_o \frac{V_{op}}{V_p^2} \quad (19)$$

$$\frac{dV_p}{dp} = p_o V_{op} \frac{d}{dp} \left( \frac{1}{p} \right) = -V_{op} \frac{p_o}{p^2}. \quad (20)$$

V literatuře (např. [2]) se často základní definiční vztah (17) derivuje jako součin:

$$\frac{d}{dt} (p V_p) = p \frac{dV_p}{dt} + V_p \frac{dp}{dt} = 0. \quad (22)$$

Z rovnice (22) vyplývá:

$$p dV_p = -V_p dp \quad (23)$$

$$\frac{dV_p}{dp} = -\frac{V_p}{p}. \quad (24)$$

V rovnici (24) je  $V_p$  proměnný objem závislý na tlaku podle vztahu (18), který je nutno do (24) dosadit. Tím se získá jednoznačná závislost  $dV_p / dp$  na tlaku  $p$ , totožná se vtahem (20).

### 3. Stlačitelnost směsi kapaliny a plynu

*Předpoklad P4:* Objem plynu  $V_p$  v objemu plynu kapaliny  $V_k$  je tak malý, že směs objemu  $V_s = V_k + V_p$  lze popisovat vztahy platnými pro kapalinu. To znamená, že pro objemový modul pružnosti směsi bude platit definiční vztah (1) ve tvaru:

$$E_s = -V_s \frac{dp}{dV_s} = -\frac{V_s}{dp} \quad (25)$$

Existují v podstatě dva přístupy k odvození vztahu pro  $E_s$ .

- buď se sečítají objemy  $V_s = V_k + V_p$ ,
- nebo jejich diferenciály  $dV_s = dV_k + dV_p$ .

#### 3.1. Objemový modul pružnosti směsi podle Prokofjeva

Prokofjev uskutečnil rozsáhlá měření objemového modulu pružnosti kapalin a směsí různých hydraulických olejů s malým obsahem plynu. Získané výsledky měření dobře odpovídají vypočítaným teoretickým průběhům [4]. Postup odvození  $E_s$  podle Prokofjeva:

Sečítají se celkové objemy. (Podmínka porovnatelnosti se nerspektuje).

$$V_s = V_p + V_k = V_{op} \frac{p_o}{p} + V_{ok} \exp\left(-\frac{p}{E_k}\right) \quad (26)$$

Vztah (26) se derivuje podle  $p$  a tím se určí:

$$\frac{dV_s}{dp} = -V_{op} \frac{p_o}{p^2} - \frac{V_{ok}}{E_k} \exp\left(-\frac{p}{E_k}\right) \quad (27)$$

Vztahy (26) a (27) se dosadí do definičního vztahu (25) a výsledek se upraví do tvaru, ve kterém se proměnný tlak  $p$  nevyskytuje ve jmenovateli zlomku, aby počítač neprotestoval, že dostal příkaz dělit nulou.

Po dosazení a úpravě bude:

$$E_{sI} = E_k \frac{p^2 \exp\left(-\frac{p}{E_k}\right) + V_{op} p_o p}{p^2 \exp\left(-\frac{p}{E_k}\right) + V_{ok} p_o E_k} \quad (28)$$

Ve vztahu (28) musí být  $p$  absolutní tlak. Potom má  $E_s$  nulovou hodnotu při absolutním vakuu. Kdyby se do vztahu (28) dosadil za veličinu  $p$  přetlak  $p = p - p_o$ , byla by hodnota  $E_s$  nulová už při barometrickém tlaku  $p_o = 0,1\text{MPa}$ , což není možné.

Při  $p = E_k$  dává vztah (28) výsledek  $E_{s1} = E_k$ . Při  $p > E_k$  je podle (28)  $E_{s1} > E_k$  a čistá kapalina bez plynu je více stlačitelná jako směs kapaliny a plynu, což je důsledek nerespektování podmínky porovnatelnosti. To však platí pouze tehdy, když je hodnota  $E_k$  konstantní, nebo když je ve vztahu (3) směrnice růstu  $K_E < 1$ . U převážné většiny hydraulických kapalin na bázi minerálních olejů tomu tak není. Hodnota  $E_k - p$  je vždy kladná, a hodnota  $E_k / p$  je vždy větší jako jedna. Kromě toho jsou pracovní tlaky zatím nejméně o řád nižší jako  $E_k$  takže tento ryze matematický nedostatek vztahu (28) je zcela nepodstatný.

### 3.2. Druhý způsob určení $E_s$ (ČS)

Celkový objem směsi  $V_s$  je algebraickým součtem objemu kapaliny  $V_k$  a objemu plynu  $V_p$ , přičemž všechny tyto tři objemy jsou funkcemi tlaku  $p$ . Objem směsi je potom složenou funkcí

$$V_s = f[V_k(p), V_p(p)].$$

Podle předpokladu formulovaném v úvodu je působení tlaku na jednotlivé složky směsi parciální, což lze vyjádřit vztahem:

$$\frac{\delta V_s(p)}{\delta p} dp = \frac{\delta V_k(p)}{\delta p} dp + \frac{\delta V_p(p)}{\delta p} dp, \quad (29)$$

kde je:

$$\frac{\delta V_s(p)}{\delta p} = -\frac{V_{os}}{E_s} \quad (30)$$

$$\frac{\delta V_k(p)}{\delta p} = -\frac{V_{ok}}{E_k} \quad (31)$$

$$\frac{\delta V_p(p)}{\delta p} = -\frac{V_p}{p} = -V_{op} \frac{p_o}{p^2}. \quad (32)$$

Po dosazení a úpravě bude:

$$\frac{V_{os}}{E_s} = \frac{V_{ok}}{E_k} \left( 1 + \frac{V_p E_k}{V_{ok} p} \right) = \frac{V_{ok}}{E_k} \left( 1 + \frac{V_{op} p_o E_k}{V_{ok} p^2} \right). \quad (33)$$

Ve smyslu v úvodě formulované podmínky porovnatelnosti modulů stlačitelnosti dvou různých kapalin je třeba položit počáteční objem kapaliny  $V_{ok}$  stejně velký, jako je počáteční objem směsi  $V_{ok} = V_{os} = V$ .

Potom bude podle [2]:

$$E_{s2} = E_k \frac{p}{p + \frac{p}{V} E_k} \quad (34)$$

a nebo

$$E_{s2} = E_k \frac{P^2}{P^2 + \frac{V_{op}}{V_{ok}} P_o E_k} \quad (35)$$

Vztah (34), (uvedený v [2]), je sice bezchybný, ale při výpočtu funkční závislosti  $E_s = f(p)$  se do něj musí za  $V_p$  dosazovat podle (18). Ve vztahu (35) už je tato závislost dosazena a poměr  $V_{op} / V_{ok}$  je konstanta nezávislá na tlaku  $p$ . Podle (34) je  $E_s$  funkcí dvou proměnných veličin: tlaku  $p$  a poměru  $V_p / V$ . V technické praxi je u složitých funkcí několika proměnných zvykem měřit a vyhodnocovat parciální statické charakteristiky, které jsou závislosti na jedné zvolené proměnné, při konstantních hodnotách ostatních proměnných. Často ani jiná metodika měření není účelná. Při měření parciálních charakteristik je však nutné udržovat neměřené veličiny na zvolených konstantních hodnotách. Konkrétně u  $E_s$  lze měřit a vyhodnocovat parciální statickou charakteristiku  $E_s = f(V_p/V)$  při několika zvolených konstantních hodnotách tlaku  $p$ , neboť při měření není problém udržovat konstantní tlak. Nelze však měřit parciální charakteristiku závislosti  $E_s = f(p)$  při několika konstantních hodnotách poměru  $V_p / V$ , protože tento poměr nelze při měření udržovat na konstantní hodnotě. Proto ani nemá praktický význam takové parciální charakteristiky uvádět. Podle (35) je  $E_s$  funkcí pouze jedné proměnné  $p$ , neboť  $V_{op} / V_{ok}$  je konstanta určená jednou pro vždy při zvolených počátečních podmínkách a závislost  $E_s = f(p)$  při různých konstantách  $V_{op} / V_{ok}$  má praktický význam a lze ji ověřit experimentálními měřeními.

Pokud se nerespektuje podmínka porovnatelnosti, je možné dosadit do vztahu (33)  $V_{ok} = V_{os} - V_{op}$ . Potom shodně s [1] bude:

$$E_{s3} = E_k \frac{P}{P + \frac{V_p}{V_{ok}} (E_k - p)} \quad (36)$$

Po doazení za  $V_p$  podle (18) bude

$$E_{s3} = E_k \frac{P^2}{P^2 + \frac{V_{op}}{V_{ok}} P_o (E_k - p)} \quad (37)$$

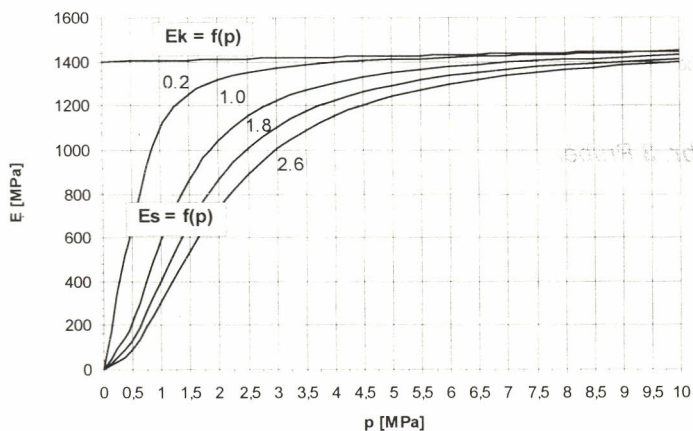
Na obr. 1 je průběh  $E_s = f(p)$  při několika konstantních hodnotách  $V_{op} / V_{ok}$  pro rozsah tlaku  $p \in \langle 0, 10 \rangle$  Mpa. Na obr. 2 je rozsah tlaku zvýšen na  $p \in \langle 0, 40 \rangle$  MPa. Na obr. 3 je graf  $E_s/E_k = f(p)$  s logaritmickou stupnicí na vodorovné ose, což zvýrazňuje nelinearitu průběhu.



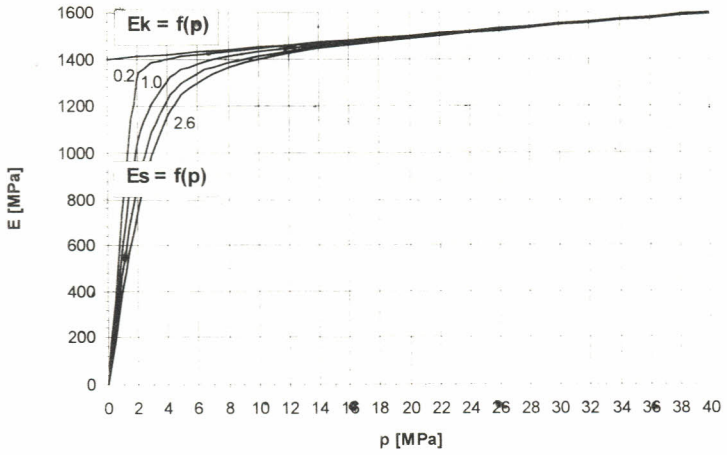
V tabulce I. jsou vyčísleny vybrané hodnoty proměnného tlaku  $p$  a jim odpovídající hodnoty  $E_k = E_{ok} + 5p$ ,  $E_{s1}$  podle Prokofjevova vztahu (28),  $E_{s2}$  podle vztahu (35) a  $E_{s3}$  podle vztahu (37).

Je vidět, že přítomnost nerozpoštěných plynů v uvedených koncentracích výrazně snižuje hodnotu objemového modulu pružnosti zejména při velmi nízkých tlacích a má zanedbatelný vliv při tlacích nad 10 MPa. Při obvyklé koncentraci nerozpuštěných plynů v hydraulickém oleji do 0,5 %, nevznikají problémy v důsledku snížení hodnoty  $E_k$ , když nikde v hydraulickém obvodu tlak nepoklesne pod 1,6 MPa. V tom smyslu jsou ve výhodě uzavřené hydraulické obvody, s přeplňovanou nízkotlakou větví. Protože řídicí prvky jsou často napájeny z plnicího obvodu, je z hlediska spolehlivosti řízení výhodné, aby plnicí tlak byl co nejvyšší, i za cenu zhoršení účinnosti systému přenosu výkonu. Fy Sauer používá plnicí tlaky od 1,6 do 2 MPa na hranici spolehlivosti při zavzdušnění, fy Rexroth používá plnicí tlaky běžně do 3 MPa, při náročném řízení do 4 MPa. V uzavřených, přeplňovaných obvodech se nevyskytují problémy s kavitací, které jsou běžné v otevřených obvodech se samonasávacími hydrogenerátory. Řídicí clonka umístěná na svodu řídicího prvku způsobuje pění oleje, když při velkém tlakovém spadu je za clonkou téměř barometrický tlak a dostatečně velký expanzní prostor. Při expanzi za těchto podmínek dochází za clonkou k uvolňování plynné fáze.

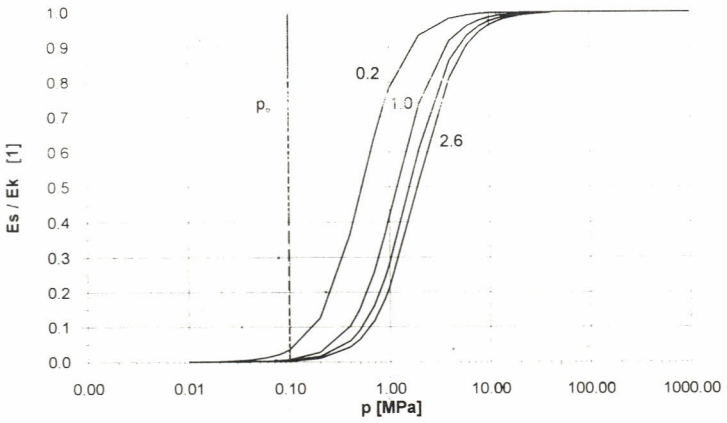
Jestliže je v uzavřeném pracovním hydraulickém obvodu vysoký tlak např. 40 MPa, a řídicí systém je napájen nízkým tlakem do 1,6 MPa, potom malé zvýšení koncentrace plynů v kapalině způsobí radikální pokles tuhosti (a vlastní frekvence) řídicího systému, bez zřetelné změny tuhosti řízeného pracovního obvodu, což může být příčinou vzniku nestability procesu řízení.



Obr. 1 Průběh  $E_k = f(p)$  a  $E_s = f(p)$  pro  $V_{op}/V_{ok} = 0.2, 1.0, 1.8$  a  $2.6$ , pro tlak  $p$  do 10 MPa.



Obr. 2 Průběh  $E_k$  a  $E_s$  z Obr. 1 pro tlak  $p$  do 40 MPa.



Obr. 3 Průběh  $E_k/E_s$  s logaritmickou stupnicí tlaku.

TABULKA I.

Modul pružnosti kapaliny  $E_k$ , a směsi  $E_s$ . $V_{ok} = 100$ ,  $V_{op} = 0,5$ ,  $E_{ko} = 1400$ ,  $p_{max} = 500$ 

P	$E_k$	$E_{s1}$	$E_{s2}$	$E_{s3}$
0.0100	1400.0500	0.2100	0.2000	0.2000
0.0100	1400.0500	0.2104	0.2004	0.2004
0.0200	1400.1000	0.8203	0.8003	0.8004
0.0300	1400.1500	1.8288	1.7989	1.7989
0.0400	1400.2000	3.2341	3.1943	3.1944
0.0500	1400.2500	5.0338	4.9842	4.9844
0.0600	1400.3000	7.2249	7.1655	7.1658
0.0700	1400.3500	9.8037	9.7347	9.7351
0.0800	1400.4000	12.7658	12.6872	12.6879
0.0900	1400.4500	16.1062	16.0183	16.0193
0.1000	1400.5000	19.8195	19.7223	19.7237
0.2000	1401.0000	75.8647	75.6857	75.6960
0.3000	1401.5000	159.7581	159.5225	159.5528
0.4000	1402.0000	260.8100	260.5448	260.6054
0.5000	1402.5000	368.8766	368.6048	368.7017
0.6000	1403.0000	476.0898	475.8278	475.9623
0.7000	1403.5000	577.3158	577.0729	577.2424
0.8000	1404.0000	669.7956	669.5766	669.7763
0.9000	1404.5000	752.4885	752.2942	752.5181
1.0000	1405.0000	825.4343	825.2638	825.5063
2.0000	1410.0000	1198.7720	1198.7270	1198.9820
3.0000	1415.0000	1311.8890	1311.8730	1312.0760
4.0000	1420.0000	1359.6730	1359.6650	1359.8280
5.0000	1425.0000	1385.5170	1385.5130	1385.6480
6.0000	1430.0000	1402.1540	1402.1520	1402.2660
7.0000	1435.0000	1414.2930	1414.2910	1414.3900
8.0000	1440.0000	1423.9820	1423.9800	1423.0680
9.0000	1445.0000	1432.2260	1432.2250	1432.3040
10.0000	1450.0000	1439.5640	1439.5630	1439.6350
20.0000	1500.0000	1497.1930	1497.1930	1497.2300
30.0000	1550.0000	1548.6670	1548.6660	1548.6920
40.0000	1600.0000	1599.2010	1599.2000	1599.2200
50.0000	1650.0000	1649.4560	1649.4560	1649.4720
60.0000	1700.0000	1699.5990	1699.5990	1699.6130
70.0000	1750.0000	1749.6880	1749.6880	1749.7000
80.0000	1800.0000	1799.7470	1799.7470	1799.7580
90.0000	1850.0000	1849.7890	1849.7890	1849.7990
100.0000	1900.0000	1899.8200	1899.8200	1899.8290
200.0000	2400.0000	2399.9290	2399.9280	2399.9340
300.0000	2900.0000	2899.9530	2899.9530	2899.9580
400.0000	3400.0000	3399.9640	3399.9640	3399.9680
500.0000	3900.0000	3899.9700	3899.9700	3899.9740

### Literatura

- [1] Kopáček, J.: Obsah vzduchu v minerálním oleji a jeho měření. Zborník 10-té konference o tekutinových mechanismech. DT ČSVTS Ostrava, 1982.
- [2] Paciga, A. - Ivantyšin, J.: Tekutinové mechanizmy. SNTL Praha, 1985.
- [3] Turza, J.: Vliv tloušťky stěny trubky na objemový modul pružnosti hydraulického vedení. HYDRAULIKA 54 - VUHYM Dubnica, 1990.
- [4] Prokofjev, V. N.: Experimentalnyje issledovania uprugich svojstv dvuchfazovyh rabočich židkostěj. Izv. VUZ Mašinostrojenije, 1968 č.2.
- [5] Kopáček, J., Šubert, J.: Objemový modul pružnosti pryžových hadic. Strojírenská výroba 28, 1980, č.20

### Resumé

#### VLIV OBSAHU PLYNU V KAPALINĚ NA JEJÍ STLAČITELNOST

Josef KOREIS

Článek pojednává o stlačitelnosti kapaliny, která obsahuje malý objemový díl plynů. Jsou ukázány vztahy pro výpočet koeficientu kompresibility kapaliny s objemovým podílem plynu v závislosti na tlaku.

### Summary

#### INFLUENCE OF GAS CONTENTS IN LIQUID TO ITS COMPRESSIBILITY

Josef KOREIS

The article discuss a compressibility of liquid, which contains a small volume share of gases. There are pointed relations for calculation of compressibility coefficient for liquids with gas volume share dependent on a pressure in the article.

### Zusammenfassung

#### EINFLUSS DES GASGEHALTS IN DER FLÜSSIGKEIT AUF IHRE ZUSAMMENDRÜCKBARKEIT

Josef KOREIS

Der Artikel behandelt die Zusammendrückbarkeit der Flüssigkeit, die enthaltet klein Volumenanteil der Gase. Im Artikel sind engefürt die Beziehungen für die Berechnung des Koeffizienten der Zusammendrückbarkeit der Flüssigkeit mit einem Gasvolumenanteil in der Abhängigkeit von dem Druck.

Josef Koreis: