Solidification of Metals and Alloys, Year 1999, Volume 1, Book No. 39 Krzepnięcie Metali i Stopów, Rok 1999, Rocznik 1, Nr 39 PAN – Katowice PL ISSN 0208-9386

# OPORY PRZEPŁYWU TRANSPORTU PNEUMATYCZNEGO MATERIAŁÓW WILGOTNYCH

PIĄTKIEWICZ Z., JANERKA K., SZLUMCZYK H., JEZIERSKI J. Katedra Odlewnictwa, Politechnika Śląska 44 - 100 Gliwice, ul. Towarowa 7, Poland

#### STRESZCZENIE

Opracowana metodyka i stanowiska doświadczalne transportu pneumatycznego materiałów wilgotnych umożliwiły ustalenie zakresu stabilności pracy układów transportowych, uwarunkowanych prędkością przepływu mieszaniny, wysokością spadku ciśnienia i z tym związanym poborem energii. Wyniki pomiarów i obliczeń ujęto w formie zestawień tablicowych i wykresów. Przeprowadzona analiza statystyczna wyników badań, dostarczyły danych do wyznaczenia bezwymiarowej funkcji współczynnika spadku ciśnienia wynikającego z oporów przepływu badanych materiałów wilgotnych.

#### **1. WPROWADZENIE**

Specyficzną cechą projektowania przenośników pneumatycznych materiałów wilgotnych jest to, że poza znajomością ogólnych zasad obliczeń zachodzi konieczność dokładnej znajomości zachowania się materiałów w czasie transportu. Czynnikami, które powodują różne zachowanie się materiału w czasie transportu, poza wielkościami fizykochemicznymi materiału (gęstość, ziarnistość) są: kształt cząstek, wilgotność, lepkość, zdolność zbijania się w większe bryłki itp. Podstawową przyczyną zakłóceń transportu pneumatycznego materiałów wilgotnych (przepływ niestabilny lub zanikający w rurociągu transportowym) jest mała prędkość powietrza transportującego lub wysoka koncentracja transportowa. W stosowanym systemie transportu, cząsteczki materiału wilgotnego są unoszone w stanie rozproszonym. Układ nadawczy systemu transportowego materiałów wilgotnych najczęściej wyposażony jest w zasilacz komorowy z dolnym rozładunkiem materiału.

## 2. METODA BADAŃ I POMIARU

Badania przeprowadzono na stanowisku doświadczalnym rys. 1 [3] składającym się z zasilacza komorowego 1 z dolnym rozładunkiem materiału o pojemności użytecznej 1 m<sup>3</sup>, rurociągu transportowego 2 i urządzenia odbiorczego 3.



Rys. 1. Schemat instalacji doświadczalnej transportu pneumatycznego materiałów wilgotnych.

Badanie każdej linii transportowej wykonanej z rurociągu  $d_n = 80$  lub 100 mm, przeprowadzono przy trzech długościach odcinków prostych l = 50, 90, 150 m oraz dwóch łukach 90° (R = 6d<sub>n</sub>). Do badań transportu pneumatycznego stosowano masy formierskie i rdzeniowe. Dla każdej z wymienionych instalacji i materiału badanego przeprowadzono osobną serię pomiarów. Wyznaczenie charakterystyk doświadczalnych transportu pneumatycznego badanych materiałów opiera się na pomiarze następujących wielkości:

Natężenia przepływu powietrza zasilającego m, które mierzono za pomocą przepływomierza zwężkowego. Wydatku materiału  $m_c = m/t$  określonego stosunkiem masy materiału w zasilaczu

komorowym do czasu jego transportu. Ciśnienie średnie powietrza w charakterystycznych przekrojach przepływowych:  $p_{z_i}$   $p_k$ ,  $p_1$   $p_2$ ,  $p_{k1}$ ,  $p_{k2}$  rys. 1 tzn. zasilania instalacji, w przestrzeni wewnętrznej zasilacza komorowego, na początku i na końcu rurociągu transportowego oraz u włotu do łuku pierwszego i drugiego badanej instalacji. Wyniki pomiarów dostarczyły danych do obliczeń następujących wielkości:

Rozchodu powietrza na Mg przetransportowanego materiału

$$V = \dot{V}t = \frac{m \cdot 1000}{\rho_0 m_c} \qquad \text{Nm}^3/\text{Mg}$$

Jednostkowego spadku ciśnienia powietrza w rurociągu transportowym rys. 1.

$$\frac{\Delta p}{l} = \frac{(p_1 - p_{k1})}{l_0}$$

Prędkości powietrza:  $w_1$ ,  $w_2$ ,  $w_{k1}$ ,  $w_{k2}$  odpowiednio na początku i na końcu rurociągu transportowego oraz u włotu do łuku pierwszego i drugiego badanej instalacji.

Spadki ciśnienia powietrza w dwóch badanych łukach z zależności:

$$\Delta p_{k} = p_{1} - p_{2} - \frac{(p_{1} - p_{k1})l}{l_{0}}$$

Współczynnik spadku ciśnienia powietrza w rurociągu transportowym wywołany oporami przepływu materiału  $\lambda_{CR}$  wyznaczono ze wzoru doświadczalnego Darcjego Weisbacha [1], który można zapisać w postaci:

$$\frac{\left(p_1^2 - p_2^2\right)}{p_2} = \left(\lambda_{gR} + \mu\lambda_{CR}\right)l_z\rho_2 Fr_{w2}$$
(1)

w którym:  $\mu = \frac{m_c}{\bullet}$  - koncentracja transportowa, m

$$Fr_{w2} = \frac{w_2^2}{gd}$$
 - liczba Frouda odniesiona do prędkości powietrza na końcu rurociągu transportowego,

$$l_z = l + \frac{\Delta p_k l_0}{(p_1 - p_{k1})}$$
 - długość zastępcza (obliczeniowa),

g - przyspieszenie ziemskie.

Współczynnik spadku ciśnienia wywołany oporami przepływu powietrza  $\lambda_{gR}$  przy przepływie burzliwym można obliczyć z równania Prandtla

$$\frac{1}{\sqrt{\lambda_{gR}}} = 2l \cdot g(\operatorname{Re}\sqrt{\lambda_{gR}}) - 0.8$$
<sup>(2)</sup>

w którym liczba Reynoldsa Re =  $\frac{w_2 d\rho_2}{\eta}$  jest odniesiona do prędkości i gęstości powietrza na końcu rurociągu oraz średnicy rurociągu transportowego i współczynnika lepkości dynamicznej powietrza.

## 3. WYNIKI BADAŃ

Wyniki pomiarów i obliczeń transportu pneumatycznego badanych materiałów podano w formie wykresów i zestawień tablicowych. Zależność rozchodu powietrza oraz koncentracji transportowej od odległości transportu podano na wykresie rys. 2.



Rys. 2. Zależność rozchodu powietrza oraz koncentracji transportowej od odległości transportu

Zależność spadku ciśnienia oraz prędkości powietrza na końcu rurociągu transportowego od odległości transportu podano na wykresie rys. 3.



Rys. 3. Zależność spadku ciśnienia oraz prędkości powietrza na końcu rurociągu transportowego od odległości transportu

Dla przykładu (Tabela 1.) podano wyniki pomiarów i obliczeń transportu pneumatycznego masy rdzeniowej olejowej.

	-	-		-			-			-	-	-			-	-		
$l_z$	d	m <sub>c</sub>	m	pz	$p_k$	$p_1$	<b>p</b> <sub>2</sub>	$\mathbf{W}_1$	$\mathbf{W}_2$	V	Δp/l	$p_{k1}$	$p_{k2}$	w <sub>k1</sub>	w <sub>k2</sub>	Frw	$\Sigma \Delta p_k$	$\lambda_{cR}$
m.	mm	kg/s	kg/s	kPa	kPa	kPa	kPa	m/s	m/s	$m^3/Mg$	kPa/m	kPa	kPa	m/s	m/s	-	kPa	
	80	4,9		234		195,3		14,7		44,2		137,5		18,3		959		0,019
70			0,28		224		20		35,9		2,5		102,0		21,5		50,3	
	100	7,5		226		188,3		14,5		43,3		133,0		17,9		714		0,023
			0,42		216		20		34,5		2,4		99,2		20,9		48,3	
110	80	4,1		296		246,3		13,5		56,6		158,6		18,0		1060		0,019
			0,3		283		20		38,5		2,04		130,0		24,3		42,7	
	100	6,4		283		236,0		13,6		55,6		152,0		18,1		822		0,023
			0,46		271		20		37,8		1,96		125,0		20,3		39,6	
170	80	3,4		367		306,2		12,6		75,0		183		18,1		1246		0,019
			0,33		352		20		42,4		1,69		159,3		19,7		32,7	
	100	5,3		346		288,0		12,5		71,5		173		17,8		907		0,023
			0,49		331		20		40,3		1,58		153,0		19,2		31,0	

Parametry transportu pneumatycznego masy rdzeniowej olejowej

#### 4. BEZWYMIAROWA FUNKCJA WSPÓŁCZYNNIKA SPADKU CIŚNIENIA

Obliczenia analityczne transportu pneumatycznego materiałów wilgotnych są oparte na wskaźnikach doświadczalnych. Całkowity spadek ciśnienia w rurociągu transportowym jest sumą spadku ciśnienia wywołanego przepływem powietrza i materiału  $\Delta p = \Delta p_g + \Delta p_c$ . W uproszczonych obliczeniach równanie spadku ciśnienia w rurociągu transportu pneumatycznego nadciśnieniowego można zapisać w postaci (wzór 1)

Przeprowadzona analiza statystyczna wyników badań wielkości przepływowych w oparciu o wzory 1 i 2, dostarczyły danych do określenia zależności współczynnika spadku ciśnienia  $\lambda_{CR}$  od średniej wartości liczby Frouda Fr<sub>w</sub>. Dla badanych mas formierskich i rdzeniowych bezwymiarową funkcję współczynnika spadku ciśnienia wywołanego oporami przepływu materiału określa zależność

$$\lambda_{\rm CR} = 2.1 \mu^{0.3} F r_w^{-0.87} F r_c^{0.25} \left(\frac{d}{d_c}\right)^{0.1}$$
(3)

w której:  $\mu = \frac{m_c}{m}$  - koncentracja transportowa ,  $Fr_w = \frac{(w_1^2 + w_2^2)}{2gd}$  - liczba Frouda odniesiona

do średniej prędkości powietrza (dla d = const),  $Fr_c = \frac{(c^2_1 + c^2_2)}{2gd}$  - liczba Frouda odniesiona do średniej prędkości materiału, d i d<sub>c</sub> - średnice odpowiednio rurociągu i cząstki materiału.

# 5. WNIOSKI

Przeprowadzone badania i rozwiązania urządzeń potwierdziły eksploatacyjną przydatność transportu pneumatycznego materiałów wilgotnych. Doświadczalnie wyznaczona bezwymiarowa funkcja współczynnika spadku ciśnienia powietrza wywołanego oporami przepływu materiału, umożliwia projektowanie transportu pneumatycznego badanych materiałów wilgotnych w oparciu o klasyczne wzory obliczeniowe.

### LITERATURA

Piątkiewicz Z.: Transport pneumatyczny. Poradnik Inżyniera Odlewnictwo, tom II, rozdz.
 XX, Warszawa 1986.

[2] Piątkiewicz Z.: Transport pneumatyczny, Monografia nr 13, Wydawnictwo Politechniki Śląśkiej, Gliwice 1999.

[3] Piątkiewicz Z. i inni: Transport pneumatyczny mas wilgotnych, rdzeniowych i formierskich. Prace badawcze Katedry Odlewnictwa Pol. Śląskiej, Gliwice 1974.