



## بررسی تجربی اثر کاهش اصطکاک لوله با استفاده از فاکتور پلیمری کاهش دهنده اصطکاک (DRA) در سیستم انتقال جریان سیال هیدروکربوری

مهندی خسروآبادی<sup>\*</sup>، منوچهر راد<sup>۲</sup>

۱- کارشناس ارشد مهندسی مکانیک - تبدیل انرژی، دانشگاه آزاد واحد تهران جنوب

۲- دکتری مهندسی مکانیک، دانشگاه شریف

\* Mkh\_242@yahoo.com

ارسال: اردیبهشت ۹۷ پذیرش: خرداد ۹۷

### چکیده

پدیده کاهش اصطکاک با استفاده از تزریق مواد پلیمری به رزیم جریان مغذوش که به عنوان پدیده تام شناخته می‌شود برای جریان صاف بدون اثر زبری لوله در سال ۱۹۷۵ توسط (virk, 1975) مورد بررسی قرار گرفت. طی سالهای بعد با توسعه مطالعات با هدف کاهش اصطکاک در جریان مغذوش توسط افرادی همچون torgair اثر وزن مولکولی، غلظت و شرایط ترمودینامیکی پلیمر بر کاهش اصطکاک بررسی قرار گرفت و نشان داده شد که با افزایش غلظت پلیمر پلی استرن در تولئن برای جریان مغذوش، میزان کاهش اصطکاک، افزایش می‌یابد. همچنین Mowal و Fernandes اثر پلیمر بر کاهش اصطکاک در جریان‌های دو فازی را مورد مطالعه قراردادند و نشان دادند بر روی لوله‌ای به قطر mm ۱۹ می‌توان به حداکثر کاهش اصطکاک ۶۳٪ و ۴۵٪ دست یافتند. از آنجاییکه افت فشار در لوله باعث افت انرژی در سیستم‌های انتقال خطوط لوله است، بنابراین اگر بتوان توسط روش‌هایی از میزان این نیروی پازدارنده کاست در نتیجه در توان مصرفی صرفه‌جویی خواهد شد. با این رویکرد در این مقاله اثر تزریق مواد پلیمری آلفالفین در کاهش اصطکاک لوله با تزریق در جریان در آزمایشگاه بر روی سیال هپتان مورد ارزیابی قرار گرفته شده است و نشان داده شده است که می‌توان در تست آزمایشگاهی تزریق پلیمر، با استفاده از تزریق محلول پلیمری آلفالفین در غلظت‌های مختلف به سیال هپتان در دستگاه لوب تست، در اعداد  $Re < 35000$  با تزریق غلظت‌های مختلف ppm ۵-۱ پلیمر به سیال هپتان در لوله‌ای از جنس S.S و قطر داخلی mm ۲۵ می‌توان به کاهش اصطکاکی حدود ۳۵-۵٪ در هر تزریق دست یافته.

کلمات کلیدی: درصد کاهش اصطکاک، خط لوله، ضریب اصطکاک، آلفالفین، DRA

### ۱- مقدمه

mekanizm پدیده کاهش اصطکاک با استفاده از تزریق مواد پلیمری به رزیم جریان مغذوش که به عنوان پدیده تام شناخته می‌شود برای جریان صاف بدون اثر زبری لوله در سال ۱۹۷۵ توسط (virk, 1975) مورد بررسی قرار گرفت [۱]. در سال ۲۰۰۴ در قالب torgair تاثیر وزن مولکولی، غلظت و شرایط ترمودینامیکی پلیمر را بر کاهش اصطکاک بررسی نمودند و نشان دادند که با افزایش غلظت پلیمر پلی استرن در تولئن برای جریان مغذوش، کاهش اصطکاک افزایش می‌یابد [۲]. در همین سال اثر پلیمر بر کاهش اصطکاک در جریان‌های دو فازی توسط (Fernandes و Mowal) مورد بررسی قرار گرفت

و به حداقل کاهش اصطکاک ۶۳٪ و ۴۵٪ دست یافتند [۴,۳]. در سال ۲۰۰۶ اثر کاهش اصطکاک در لوله عمودی با جریان در حال گردش توسط B.A Jubran مورد ارزیابی قرار گرفت؛ برای بالا دست جریان به ۳۵٪ و برای پایین دست جریان به ۴۵٪ کاهش اصطکاک دست یافتند [۵].

در سال ۲۰۱۵ m.esharti و همکاران اثر تزریق پلی اکرامیدهایی با وزن مولکولی بالا را به جریان سیال دو فازی نفت و آب عبوری از داخل لوله عمودی به قطر ۳۰.۶ mm را مورد بررسی قرار دادند. سیال عامل آزمون آنها سیال دو فازی نفت - آب بود بطوری که نفت آن دارای مشخصات فیزیکی با چگالی  $18.6 \text{ g/cm}^3$ ، لزجت  $0.886 \text{ cP}$  در دمای ۳۰ درجه سانتیگراد بود. آنها با نسبتها مختلط نفت و آب به سیال پلیمر با غلظت‌های مختلف تزریق کردند و بیشترین کاهش اصطکاک را در غلظت تزریق ۲۰ PPM مشاهده نمودند. در این تحقیق انها نشان دادند که با افزایش نسبت نفت در جریان دوفازی اثر کاهش اصطکاک، کاهش می‌یابد و با افزایش سرعت جریان به سرعت‌های بالاتر از  $1 \text{ m/s}$  برای غلظت‌های بالاتر از  $10 \text{ ppm}$  تزریق، کاهش اصطکاک افزایش می‌یابد. [۶]

در سال ۲۰۱۰ Al-Sarkhi اثر تزریق پلیمر را بر روی سیال دوفازی مایع- گاز و مایع- مایع مورد مطالعه قرار داد و ویژگی‌های جریان دو فازی که به آن عامل کاهنده اصطکاک افزوده شده بود را مورد ارزیابی قرار داد و نشان داد در حالت جریان جبابی، تزریق پلیمر بر روی میزان اغتشاش و اندازه حبابها اثرگذار است و بیشترین کاهش اصطکاک زمانی حاصل می‌شود که رژیم جریان مغشوش از جریان توده‌ای و یا حلقوی مغشوش به جریان همگن مغشوش تغییر می‌یابد. [۷]

در سال ۲۰۱۷ Hadj با هدف حذف خطر فرسایش خاک ناشی از سیلاپ و امنیت سدها و حفظ مفید حجم مفید پشت سدها به واسطه کاهش ذرات معلق خاک در طول انتقال آب از طرق خطوط لوله با استفاده از مدل Herschel-Bulkley برای آب گل با غلظت حجمی  $10\%$  تا  $20\%$  و افزودن  $10\%$  از لجن پساب به محلول آب و گل در غلظت‌های  $25\%$  تا  $35\%$  به بیشترین میزان کاهش اصطکاک دست یافتند [۸].

در همین سال Raheek با هدف کاهش وسکاپیتی نفت خام سنگین عراق با استفاده از طراحی یک میدان الکتریسیته موثر توانستند نشان دهنده که با تغییرات سه متغیر زمان (S)  $60-0$ - $220-0$  ولتاژ (۷-۱۴۰) و فاصله بین الکترودها ( $10-2 \text{ cm}$ ) استفاده کردن و برای نشان دادن اثر آن بر ویسکاپیتی نفت خام، نانوسیلیکا را در غلظت‌های مختلف  $(700-0 \text{ mg/l})$  به نفت خام تزریق کردند. حداقل ویسکاپیتی cSt  $20.479$  در زمان  $32$  ثانیه، ولتاژ  $188$  ولت و فاصله الترودی  $6.11 \text{ cm}$  بدست آمد. نتایج این تحقیق نشان دان بهینه غلظت نانوسیلیکا  $100 \text{ mg/l}$  کمترین ویسکاپیتی  $12.8 \text{ cSt}$  را که موجب کاهش توان مصرفی به میزان  $6.60\%$  خواهد بود که حداقل  $11$  ساعت پایدار خواهد ماند [۹].

همچنین در سال ۲۰۱۷ (Shirsendu et al,2017) نشان داد با استفاده از عامل کاهنده مصنوعی نقطه ریزش (PPD) نفت خام می‌توان میزان ته نشینی واکس نفت خام را کاهش داد. در این تحقیق نشان داده شد در لوله‌های عمودی به طول  $2.5$  متر و قطرهای  $1$  اینچ و  $2$  اینچ چنانچه نرخ جریان حدود  $120-80 \text{ LPM}$  باشد و با استفاده از  $1000 \text{ pm}$  از PPD ضخامت واکس ته نشین شده  $31\%$  تا  $72\%$  در نرخ جریان  $120 \text{ LPM}$  و دمای  $30^\circ \text{C}$  در لوله‌های  $1$  اینچ و  $2$  اینچ کاهش خواهد یافت و در هر دولوله در این شرایط  $15\%$  کاهش اصطکاک اتفاق خواهد افتاد. [۱۰].

از آنجاییکه افت فشار در لوله باعث افت انرژی در سیستم‌های انتقال خطوط لوله است، بنابراین اگر بتوان توسط روش‌هایی از میزان این نیروی بازدارنده کاسته شود در نتیجه در توان مصرفی صرفه‌جویی می‌شود، توان پمپاژ کاهش داده می‌شود و با افزایش میزان دبی جریان، ظرفیت انتقال افزایش پیدا می‌کند. در این مقاله روش کاهش اصطکاک با استفاده از تزریق مواد پلیمری الفاللفین به سیال هپتان در آزمایشگاه مورد مطالعه قرار گرفته شده است.

## -۲- معادلات حاکم

با استفاده از فرضیات زیر روابط حاکم بر جریان را تحلیل می‌کنیم. این فرضیات عبارتند از:

- جریان پایدار و یکنواخت است
- سیال نیوتینی باشد.
- سیال تراکم ناپذیر باشد
- جریان یک بعدی باشد

### -۱-۲- افت هد - عامل اصطکاک

وقتی روابط جریان لوله‌ها را در مسائل عملی به کار می‌بریم، مرسوم است از تحلیل حجم کنترل استفاده کنند. جریان پایدار تراکم ناپذیری را بین مقطع ۱ و ۲ در لوله‌ی دارای سطح مقطع ثابت و شیبدار شکل ۱ در نظرمی‌گیریم، رابطه پیوستگی به صورت زیر ساده می‌شود:

$$Q_1 = Q_2, \quad V_1 = V_2 = V \quad (1)$$

در این رابطه  $Q$  دبی حجمی و  $V$  سرعت سیال است. چون لوله دارای مقطع ثابت است، معادله انرژی جریان پایدار به صورت زیر تبدیل می‌شود:

$$\left( \frac{P}{\rho g} + \alpha \frac{V^2}{2g} + z \right)_1 = \left( \frac{P}{\rho g} + \alpha \frac{V^2}{2g} + z \right)_2 + h_f \quad (2)$$

در این رابطه  $P$  فشار،  $V$  سرعت،  $\rho$  چگالی،  $g$  شتاب ثقل زمین،  $Z$  ارتفاع،  $\alpha$  ضریب اغتشاش و  $h_f$  اتلافات است. چون پمپ یا توربین بین دو مقطع وجود ندارد، برای "جریان کاملاً توسعه یافته"، شکل پروفیل سرعت در دو مقطع یکسان است. چون  $V_1 = V_2$  لذا معادله (۲) به افت فشار در مقابل افت هد و تغییر ارتفاع تبدل می‌شود:

$$h_f = (z_1 - z_2) + \left( \frac{P_1}{\rho g} - \frac{P_2}{\rho g} \right) = \Delta z + \frac{\Delta P}{\rho g} \quad (3)$$

افت هد مساوی با تغییر مجموع هد فشاری و نیروی ثقل است. با بکار بردن رابطه اندازه حرکت در حجم کنترل شکل ۱ و احتساب نیروهای موجود در جهت  $X$  به دلیل وجود فشار، نیروی برشی، خواهیم داشت:

$$\sum F_x = \Delta P(\pi R^2) + \rho g(\pi R^2)L \sin \phi - \tau_w(2\pi R)L = m(V_2 - V_1) = 0 \quad (4)$$

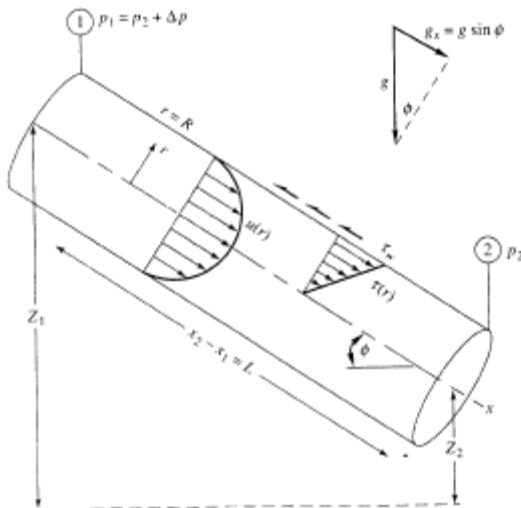
در این رابطه  $V$  سرعت،  $F$  نیرو،  $L$  طول لوله،  $P$  فشار سیال،  $R$  شعاع لوله،  $g$  شتاب ثقل زمین و  $\rho$  چگالی سیال است. با جایگذاری  $\Delta Z = L \sin \phi$  و مرتب کرد رابطه داریم:

$$\Delta z + \frac{\Delta P}{\rho g} = h_f = \frac{2\tau_w}{\rho g} \frac{L}{R} = \frac{4\tau_w}{\rho g} \frac{L}{D} \quad (5)$$

در این رابطه  $\tau_w$  تنش برشی،  $L$  طول مقطع،  $D$  قطر،  $g$  شتاب ثقل و  $\rho$  چگالی سیال است. مشاهده می‌شود بدون توجه به افقی یا شیبدار بودن لوله، افت فشار متناسب با تنش برشی جداره است. معادله (۵) نشان می‌دهد که  $h_f$  متناسب با است وداده‌هایی نظیر هاگن [۵] نیز نشان می‌دهند که برای جریان متلاطم و درهم،  $h_f$  تقریباً متناسب با  $V_2$  است و به شکل زیر مطرح می‌شود:

$$f = fcn(\text{Re}_d, \frac{\epsilon}{d}, \text{geometry}) \quad , \quad h_f = f \frac{L}{d} \frac{V^2}{2g} \quad (6)$$

در این رابطه  $\text{Re}$  عدد رینولدز،  $\epsilon$  زیری لوله،  $d$  قطر لوله و  $f$  ضریب اصطکاک دارسی است.



شکل ۱- حجم کنترل جریان کاملاً توسعه یافته پایدار بین دو مقطع از یک لوله‌ی شیدار [۳]

پارامتر بدون بعد  $f$  را ضریب اصطکاک دارسی می‌نامند. کمیت  $\epsilon$  ارتفاع زیری‌های جداره است که در جریان متلاطم درون لوله مهم است. اثر شکل موجا در معادله (۶) به ما یادآوری می‌کند که مجرای عبوری ضریب اصطکاک متفاوت دارند. باتساوی معادله (۵) و (۶) شکل دیگری از ضریب اصطکاک را به دست می‌آوریم:

$$f = \frac{8\tau}{\rho V^2} \quad (7)$$

در این رابطه  $\tau$  تنش برشی،  $V$  سرعت سیال،  $f$  ضریب اصطکاک دارسی،  $g$  شتاب ثقل و  $\rho$  چگالی سیال است. پرانت معادله (۸) را در سال ۱۹۳۵ نتیجه گیری کرد و سپس مقادیر ثابتی را برای اینکه داده‌ها متناسب باشند تنظیم کرد:

$$\frac{1}{f^{1/2}} = 2.0 \log \left( \text{Re}_d f^{1/2} \right) - 0.8 \quad (8)$$

در این رابطه  $\text{Re}$  عدد رینولدز،  $f$  ضریب اصطکاک دارسی است. تقریب‌های دیگری وجود دارند که با استفاده از آنها،  $f$  را می‌توان از Red به دست آورد:

$$10f = \begin{cases} 0.316 \text{Re}_d^{-1/4} & \text{blazios} \\ \left( 1.8 \log \frac{\text{Re}_d}{6.9} \right)^{-2} & 400 < \text{Re} < 10^5 \end{cases} \quad (9)$$

در این رابطه  $\text{Re}$  عدد رینولدز و  $f$  ضریب اصطکاک دارسی است. برای لوله افقی از معادله (۶) در اعداد رینولدز پایین داریم:

$$h_f = \frac{\Delta p}{\rho g} = f \frac{L}{d} \frac{V^2}{2g} \approx 0.316 \left( \frac{\mu}{\rho V d} \right)^{1/4} \frac{L}{d} \frac{V^2}{2g} \quad (10)$$

در این رابطه  $P$  فشار سیال،  $V$  سرعت سیال،  $f$  ضریب اصطکاک دارسی،  $g$  شتاب ثقل و  $\rho$  چگالی سیال،  $L$  طول مقطع،  $d$  قطر لوله و  $\mu$  لزجت سیال است.

$$\Delta P \approx 0.158 L \rho^{3/4} \mu^{1/4} d^{-5/4} V^{7/4} \quad (11)$$

در این رابطه  $P$  فشار سیال،  $V$  سرعت سیال،  $g$  شتاب ثقل و  $\rho$  چگالی سیال،  $d$  قطر لوله و  $\mu$  لزجت سیال است. توجه شود که تنها کمی بال لزجت افزایش می‌یابد که مشخصه‌ی جریان درهم و متلاطم است. با قرار دادن  $Q = 1/4\pi d^2 V$  در معادله‌ی (11) شکل دیگری را به دست می‌آوریم:

$$\Delta P \approx 0.241 L \rho^{3/4} \mu^{1/4} d^{-4.75} Q^{1.75} \quad (12)$$

در این رابطه  $P$  فشار سیال،  $V$  سرعت سیال،  $g$  شتاب ثقل و  $\rho$  چگالی سیال،  $d$  قطر لوله و  $\mu$  لزجت سیال،  $L$  طول لوله و  $Q$  حجمی جریان است.

### ۱-۱-۲- انرژی لوله و اصطکاک

در سال ۱۹۳۹ برای پوشش دادن زیری حالت گذر، کلبروک معادلات دیواره صاف و معادله‌ی لوله کاملاً "زیر شده را با هم ترکیب کرد و رابطه‌ای به صورت زیر به دست آورد:

$$\frac{1}{f^{1/2}} = -2.0 \log \left( \frac{\varepsilon/d}{3.7} + \frac{2.51}{Re_d f^{1/2}} \right) \quad (13)$$

در این رابطه  $d/\varepsilon$  زیری نسبی،  $f$  ضریب اصطکاک دارسی و  $Re$  عدد رینولد سیال است. این رابطه، رابطه طراحی پذیرفته شده اصطکاک جریان متلاطم و درهم است. رابطه دقیق تر جایگزینی توسط هالند به صورت زیر ارائه شده است [۱۶-۱۲].

$$\frac{1}{f^{1/2}} \approx -1.8 \log \left[ \frac{6.9}{Re_d} + \left( \frac{\varepsilon/d}{3.7} \right)^{1.11} \right] \quad (14)$$

### ۳- چگونگی برسی میزان توانایی مواد پلیمری DRA در کاهش اصطکاک

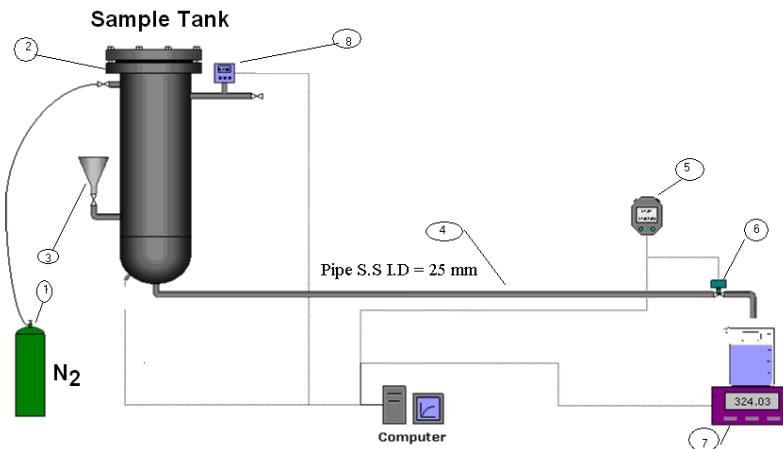
بررسی میزان توانایی مواد DRA در کاهش اصطکاک در دستگاه لوب تست که نمای شماتیک و نحوه عملکرد آن در شکل (۲) نشان داده شده است، انجام می‌شود. روش کار بدین صورت است که در ابتدا سیالی که قادر عامل کاهنده اصطکاک (DRA) می‌باشد را درون دستگاه لوب ریخته و در فشار مشخص گاز نیتروژن و در زمان مشخص، وزن مقدار سیال خروجی را اندازه‌گیری می‌کنیم. سپس محلول‌هایی با غلظت‌های مختلف از DRA در سیال اولیه را تهیه کرده و پس از قرار دادن این محلول در دستگاه لوب تست در فشار و زمان مشخص وزن مقدار سیال خروجی را اندازه‌گیری می‌کنیم. در انتها با توجه به وزن‌های اندازه‌گیری شده و همچنین مقدار راندمان کاهش اصطکاک (Drag reduction) مطابق رابطه زیر محاسبه می‌شود.

$$\% DR = \left[ \frac{W_{with \ DRA}^{1.75} - W_{without \ DRA}^{1.75}}{W_{with \ DRA}^{1.75}} \right] = 1 - \left( \frac{W_{without \ DRA}}{W_{with \ DRA}} \right)^{1.75} \quad (15)$$

در این رابطه  $W$  وزن سیال اندازه‌گیری شده و  $DR\%$  درصد کاهش اصطکاک است. بر اساس رابطه (12) از آنجاییکه ضریب اصطکاک  $C_F$  متناسب افت فشار و متناسب با عکس توان ۱.۷۵ دبی حجمی است بنابراین رابطه (15) را می‌توان به شکل زیر نیز نوشت:

$$\% DR = 1 - \left( \frac{C_{F \ with \ DRA}}{C_{F \ without \ DRA}} \right) \quad (16)$$

در این رابطه  $C_F$  ضریب اصطکاک سطح لوله و  $\%DR$  درصد کاهش اصطکاک است. با داشتن مقدار تغییرات دبی جریان در اعداد رینولدز های معلوم، می توان درصد  $\%DR$  را از رابطه (۱۶) به دست آورد. با معلوم بودن مشخصات زبری و جنس لوله انتقال سیال مورد آزمایش و استفاده از رابطه (۱۴) و یا (نمودار مودی) می توان ضریب اصطکاک دارسی ( $f$ ) و در نتیجه ضریب اصطکاک سطح را در حالت قبل از تزریق DRA به دست آورد ( $C_F = f/4$ ) سپس با استفاده از رابطه (۱۶) می توان ضریب اصطکاک  $C_F$  را بعد از تزریق DRA محاسبه کرد.



شکل ۲- نمای شماتیک از دستگاه لوب تست و مکانیزم عملکرد آن که اجزاء آن عبارتند از: (۱) مخزن تحت فشار گاز نیتروژن (۲) مخزن نگهدارش سیال هپتان (۳) قیف رابط ارسال سیال و DRA به مخزن نگهدارش (۴) لوله از جنس فولاد زدنگ ASTM 316L با قطر داخلی ۲۵ میلیمتر (۵) تایмер دیجیتالی (۶) شیر برقی (۷) ترازو دیجیتالی (۸) عنصر مبدل فشار به جریان الکتریکی

#### ۴- روش انجام آزمایش و نمونه محاسبات

##### ۴-۱- روش انجام آزمایش

ابتدا سیال مورد آزمایش (هپتان) را وارد مخزن کرده و آن را با گاز نیتروژن تحت فشار قرار می دهیم. برای فشار های مختلف، سرعت جریان و مقدار جرم وزن شده در ترازو در زمان مشخص را ثبت می کنیم. سپس محلولی از سیال مورد آزمایش را که با غلظت های مختلف تهیه شده در درون مخزن ریخته و متناسب با فشار قبلی در هر مرحله تحت فشار گاز نیتروژن قرار می دهیم. سپس در این حالات وزن محلول آغشته به DRA را در همان مدت زمان قبلی ثبت می کنیم. با این داده ها می توان در اعداد رینولدز مختلف به دست آمده مقدار تغییرات دبی،  $C_F$  و  $\%DR$  را به دست آورد.

##### ۴-۲- نمونه محاسبات

###### ۴-۲-۱- مشخصات سیال مورد آزمایش

سیال مورد آزمایش هپتان می باشد و با استفاده از جداول خصوصیات فیزیکی هپتان [۱۱] برای این سیال در دمای  $22^{\circ}\text{C}$  داریم:

$$\rho = 679 \frac{\text{Kg}}{\text{m}^3} \quad \mu_f = 4.07 \times 10^{-4} \frac{\text{N.s}}{\text{m}^2} \quad \nu = 5.99 \times 10^{-5} \frac{\text{m}^2}{\text{s}}$$

در این رابطه  $\rho$  چگالی سیال،  $\mu_f$  لزجت و  $\nu$  لزجت دینامیکی سیال است. مدت زمان تنظیم شده باز و بست شیر جهت مشخص شدن وزن و دبی جرمی را ۱۵ ثانیه در نظر گرفته می شود.

## ❖ مشخصات DRA :

Primary alkyl alcohol <%65  
Polyolefin Synthetic Rubber < %35

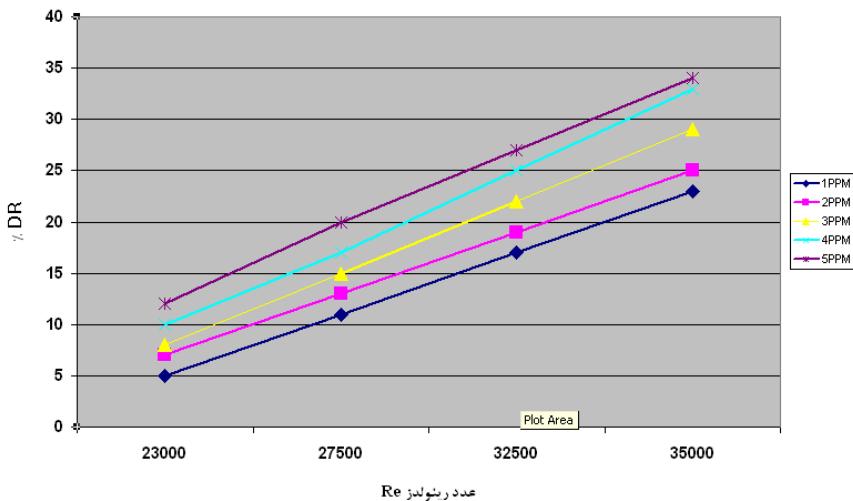
## ❖ مشخصات لوله

قطر دهانه داخلی لوله ID=25mm است که با در نظر گرفتن زیری برای لوله به مقدار  $\varepsilon=0.002$  mm stainless steel است /ع برای اعداد رینولدز مختلف با استفاده از نمودار مودی برای حالت قبل از تزریق DRA داریم:

$$\begin{aligned} Re &= 23000, f = 0.026, CF = 0.0065 \\ Re &= 27500, f = 0.023, CF = 0.00575 \\ Re &= 32500, f = 0.023, CF = 0.00755 \\ Re &= 35000, f = 0.0225, CF = 0.00562 \end{aligned}$$

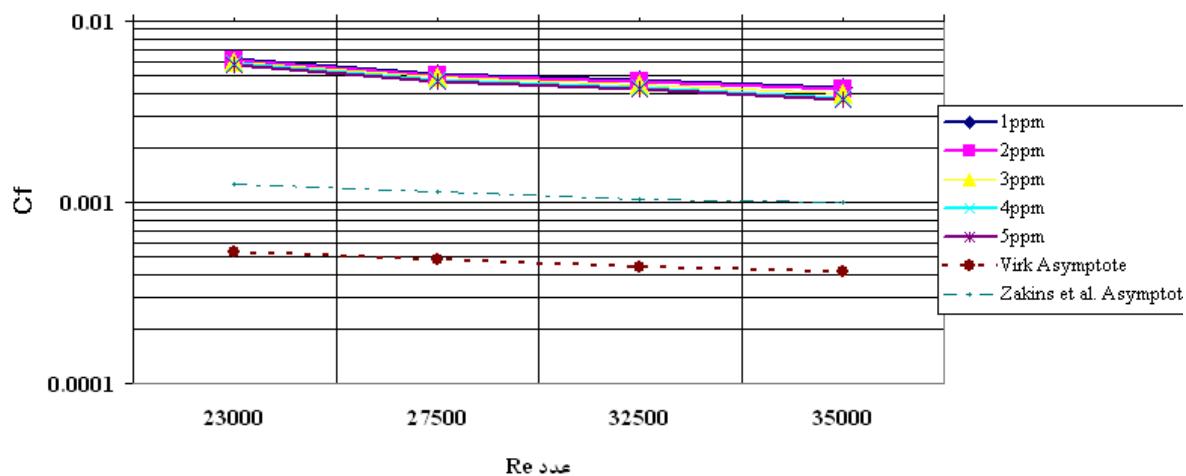
جدول ۱- نتایج به دست آمده از آزمایش لوب تست بر روی سیال هپتان قبل و بعد از تزریق DRA در اعداد رینولدز مختلف

عدد Re	سرعت متوسط $v$	حسب g/s	DRA بروز	حسب g/s	دبی جرمی بعد از تزریق DRA	حسب g/s	درصد کاهش اصطکاکی (%DRA)	غرب. اصطکاکی Cf	میزان تزریق ppm برج DRA
23000	0.55	9.85	10.59	12	0.00572	5	0.0046	0.0046	5
27500	0.66	11.3	12.84	20	0.0041975	5	0.0037125	0.00585	4
32500	0.78	12.98	15.54	27	0.0047725	5	0.0043125	0.0047725	4
35000	0.84	13.1	16.61	34	0.004485	3	0.00376875	0.00598	3
23000	0.55	9.85	11.19	10	0.0048875	3	0.00399375	0.006045	2
27500	0.66	11.3	12.57	17	0.0044485	3	0.0050025	0.006175	2
32500	0.78	12.98	15.29	25	0.0046575	2	0.00421875	0.0051175	2
35000	0.84	13.1	16.47	33	0.0047725	1	0.00443125	0.0047725	1
23000	0.55	9.85	10.33	8	0.00433125	1	0.0050025	0.00433125	1
27500	0.66	11.3	12.39	15					
32500	0.78	12.98	14.96	22					
35000	0.84	13.1	15.91	29					
23000	0.55	9.85	10.27	7					
27500	0.66	11.3	12.23	13					
32500	0.78	12.98	14.64	19					
35000	0.84	13.1	15.44	25					
23000	0.55	9.85	10.14	5					
27500	0.66	11.3	12.08	11					
32500	0.78	12.98	14.43	17					
35000	0.84	13.1	15.21	23					



شکل ۳- درصد کاهش اصطکاک بدست آمده از آزمایش بر حسب عدد رینولدز در غلظت های مختلف محلول پلیمری آلفا الفین تزریق شده به سیال هپتان.

همانطور که در شکل ۳ مشاهده می گردد با تزریق غلظت های مختلف  $1\text{-}5\text{ ppm}$  پلیمر به سیال هپتان در لولهای از جنس S.S و قطر داخلی ۲۵ میلیمتر می توان به کاهش اصطکاکی حدود ۳۵٪ در هر تزریق رسید. همانطور که شکل نشان می دهد با افزایش عدد رینولدز جریان، میزان درصد کاهش اصطکاک در هر غلظت افزایش می یابد. بنابر این رابطه معنا داری بین افزایش عدد رینولدز و افزایش میزان کاهش اصطکاک جریان در هر غلظت از تزریق پلیمر وجود دارد.



شکل ۴- مقدار کاهش ضریب اصطکاک بر حسب رینولدز در غلظت های مختلف محلول پلیمری آلفا الفین تزریق شده به سیال هپتان.

همچنین همانطور که در شکل ۴ مشاهده می شود میزان ضریب اصطکاک  $C_F$  در غلظت های مختلف محلول پلیمری PAO با افزایش عدد رینولدز، کاهش می یابد و می توان رابطه معنا داری بین افزایش عدد رینولدز و کاهش ضریب اصطکاک  $C_F$  در هر غلظت از تزریق پلیمر مشاهد کرد.

## ۵- نتیجه گیری

ضریب اصطکاک در لوله معياری است که برای رسیدن هد سرعتی به افت اصطکاکی بکار گرفته می شود و فاکتور بزرگی است که عملکرد اثر تولیدات اصطکاک را بصورت مقدار عددی در سیستم سیال جمع می کند. مفهوم ضریب اصطکاک در ک این موضوع که DRA چگونه کار می کند را برای ما فراهم نمی کند. بنابر این لازم است که بر روی پروفیل های سرعت تجربی

در جریان های درهم درون لوله متمرکز شویم تا اصولی را که مفهوم ضریب اصطکاک را پوشش می دهند درک کنیم و همچنین درک کنیم که کاهش اصطکاک چگونه ممکن است اتفاق بیفت.

مفهوم جریان درهم در حط لوله به این معنی است که ذرات سیال در هر جهتی به حرکت در آیند در حالیکه جریان خالص سیال در جهت کاهش فشار است بطوریکه تمام سیال درجهت جذب انرژی خالص سیال لوله نیست. با افزایش درهمی جریان، انرژی جذب شده توسط جریانهای متقطع عمود بر محور جریان زیادتر می شود.

افزودن عامل کاهنده اصطکاک (DRA) به جریان خط لوله باعث کاهش هزینه پمپاژ و افزایش نرخ جریان می شود و دریک سیستم خط لوله جدید این امکان را به ما می دهد که از لوله با قطر کوچکتر به همراه کاهش هزینه پمپاژ استفاده کنیم. یکی از مزایای استفاده از DRA این است که DRA به سرعت می تواند به کار گرفته شود و از هزینه های سرمایه ای در تاسیس ایستگاه های پمپاژ جدید جلوگیری کند. در خطوط نفت با مصرف مقدار کمی DRA می توان به کاهش اصطکاک زیادی رسید.

با توجه به شکل ۳ مشاهده می گردد که با تزریق غلظت های مختلف ۱-۵ ppm پلیمر به سیال هپتان در لولهای از جنس S.S قطر داخلی ۲۵ میلیمتر می توان به کاهش اصطکاکی حدود ۳۵-۵٪ در هر تزریق رسید. همانطور که شکل نشان می دهد با افزایش عدد رینولدز جریان میزان درصد کاهش اصطکاک در هر غلظت افزایش می یابد. در شکل ۴ مشاهده می شود میزان ضریب اصطکاک Cf در غلظت های مختلف محلول پلیمری PAO با افزایش عدد رینولدز، کاهش می یابد.

## ۶- مراجع

1. P.S.Virk ; Drag reductionfundamentals ; AIChE J.21 (1975) 625-656.
2. Torgeir Nakken,Morten Tande , Bo Nystrom ;Effects of molar mass,concentration and thermodynamic conditions on polymer – induced flow drag reduction ; European polymer J.40(2004)181-186
3. R.L.J. Fernandes , B.M.Jutte, M.G.Rodriguez ;Drag reduction in horizontal annular two-phase flo ;International Journal of Multiphase Flow 30(2004) 1051-1069.
4. D.Mowal , A.Naderi ,The effects of polymer solution on drag reduction in horizontal pipe two-phase flow ; Iran university of science and technology , 23-25 . November , 2004.
5. B.A.Jubran , Y.H.Zurigat , M.S.Al-Busaidi ; The use of drag reduction agent and detergent for dragreductionincirculatory vertical pipe flow ; polymer – plastics Technology and Engineering , 45 : 533-538, 2006.
6. M.Eshratia.R.Al-HashmiT.Al-WahaibiY.Al-WahaibiA.Al-AjmiA.Abubakar; Drag reduction using high molecular weight polyacrylamides during multiphase flow of oil and water: A parametric study; Journal of Petroleum Science and Engineering; Volume 135, November 2015, Pages 403-409.
7. AbdelsalamAl-Sarkhi; Drag reduction with polymers in gas-liquid/liquid-liquid flows in pipes: A literature review; Journal of Natural Gas Science and Engineering;Volume 2, Issue 1, March 2010, Pages 41-48
8. Hadj Djelloul Mohamed, Belhadri Mansour and Boudjenane Nasr-Eddine ; Experimental study of using wastewater sludge as a new drag reduction agent; Water Science & Technology,2017
9. Raheek I. Ibrahim , Manal K. Oudah, Aws F. Hassan; Viscosity reduction for flowability enhancement in Iraqi crude oil pipelines using novel capacitor and locally prepared nanosilica; Journal of Petroleum Science and Engineering 156 (2017) 356–365.
10. Shirsendu Banerjee, Ravindra Kumar, Afzal Akhtar, Rajesh Bairagi, Ajay Mandal & Tarun Kumar Naiya; Effect of pour point depressant on wax deposition and drag reduction in horizontal pipelines; Petroleum Science and Technology, 35:6, 561-569,
11. Robert H. Perry ; Perry's Chemical Engineers' Handbook ; 7th ed ; Handbooks, manuals, etc. I. Perry, Robert H., date. II. Green, Don W. III. Maloney, James O; McGraw-Hill ; 1997
12. Herrmann Schlichting , Klaus Gersten ; Boundary – Layer Theooy ; springer ;1999;8th Revised and Enlarged Edition.
۱۳. ایرونگ اچ. شیمز، مکانیک سیالات، ترجمه: علیرضا انتصاری، زمستان ۱۳۷۴، انتشارات آینده سازان، چاپ سوم، صفحه ۴۲۶-۳۰۹

۱۴. حسن مدنی ، مکانیک سیالات و هیدرولیک، زمستان ۱۳۸۵، انتشارات جهاد دانشگاهی واحد علامه طباطبائی، چاپ هفتم، صفحه ۱۴۹-۳۴۸.
۱۵. فرانک م . وايت ، مکانیک سیالات ، ترجمه : غلامرضا ملکزاده - محمد حسین کاشانی حصار، زمستان ۱۳۸۶، انتشارات جهان فردا ، چاپ اول، صفحه ۱۵۰-۴۷۴
۱۶. فرانک م . وايت ، مکانیک سیالات پیشرفت- سیالات جریان لزج -، ترجمه : محمد رضایی نیا ، ۱۳۸۴، موسسه انتشاراتی فرهنگی فکر خلاق نوین - امید انقلاب ، چاپ اول ،صفحه ۱۱۶-۵۶۶