

بررسی مزایای استفاده از آب بجای

روغن در سیستم های هیدرولیکی

بهمن حیدری¹ - محسن شمسی²

1- دانشجوی مهندسی مکانیک ماشین های کشاورزی دانشگاه شهید باهنر کرمان

2- عضو هیات علمی گروه مهندسی مکانیک ماشین های کشاورزی دانشگاه شهید باهنر کرمان

Bahmanheydari1368@yahoo.com

چکیده

امروزه در کشاورزی از سیستم های هیدرولیک در ماشین های کشاورزی و ادوات استفاده فراوانی می شود . سیستم های هیدرولیکی پس از مدتی کارکرد دچار فرسودگی شده و اولین عیب را با نشت روغن و آلودگی محیط نشان می دهند . در صورت ریختن روغن بر روی خاک، عملکرد محصول کاهش می یابد. پاک کردن روغن از سطح به دلیل چسبندگی مشکل است. اگردر سیستم های هیدرولیک به جای روغن از آب استفاده شود، برای کشاورزی و سایر محیط های کاری مناسب ترند. البته در صورت بکاری گیری آب سیستم ها را بایستی از مواد ضد زنگ ساخت. توجه به استفاده از آب در تحقیقات علمی دنیا شروع شده است . در این تحقیق از دو الکترو پمپ مینیاتوری و یک سیلندر پیستون پلاستیکی آزمایشگاهی استفاده شد. الکترو پمپ ها به صورت سری به هم وصل شده و سپس به یک جک هیدرولیک (سیلندر پیستون) وصل شدند. با روشن کردن الکترو پمپ ها سیال توسط پمپ اول مکیده شده، تحت فشار قرار می گیرد و سپس پمپ دوم فشار آن را افزایش داده وسیال را به جک هیدرولیک تزریق می کند و پیستون وزنه ها را بالا می برد. آزمایش های جداگانه با آب و روغن هیدرولیک انجام شدند. در این آزمایش ها با بلر گذاری جک هیدرولیک توسط وزنه های مختلف، پارامترهای نیرو، زمان، سرعت، شدت جریان الکتریکی، توان و راندمان کل برای آب و روغن محاسبه شدند . نتایج به دست آمده نشان می دهند که آب و روغن به ترتیب راندمان کل 0.06 درصد و 0.39 درصد را دارند و این بدان معناست که در سیستم مورد آزمایش راندمان استفاده از آب 40 برابر استفاده از روغن است. هم چنین جک هیدرولیک برای آب توانایی بالا بردن حداقل 81 نیوتون را داشت در صورتی که این توانایی برای روغن به 20 نیوتون کاهش یافت، لذا نیروی تولیدی توسط آب 4 برابر نیروی تولید شده هنگام استفاده از روغن می باشد. آزمایشات نشان می دهد که با سیستم های هیدرولیک آبی با وجود سرعت و توان بالا می توان عملیات کشاورزی را در مدت کوتاه تر و با ظرفیت بیشتر و کاهش هزینه ها انجام داد . هم چنین در صورت تجاری شدن سیستم های هیدرولیک آبی هزینه خرید ماشین الات ارزان تر را به دلیل نیار کمتر به توان بالا در بی خواهد داشت . مسئله

مهم دیگر استفاده از آب، سازگاری آن برای محیط زیست و حذف چربی و آلودگی از محیط های کاری و تعمیرگاه های ماشینهای کشاورزی و سیستم های هیدرولیکی است.

کلمات کلیدی:آب، روغن هیدرولیک، سیستم های هیدرولیکی

مقدمه

هیدرولیک فنی است که انتقال نیرو و توان را از طریق سیال انجام می دهد . این سیال می تواند روغن و آب و سیالات دیگر باشد. امروزه سیستم های هیدرولیکی به دلیل داشتن توان بالا و انتقال نیروی راحت تر، بیشتر مورد استفاده قرار می گیرند. از سیستم های هیدرولیکی که در کشاورزی مورد استفاده قرار می گیرد می توان به سیستم های انتقال نیرو در خرمن کوب ها، کمباین ها، کلوخ شکن ها، میوه چین ها، ماشین های حفاری و بیل مکانیکی اشاره کرد. از مشکلات سیستم های هیدرولیک روغنی استفاده از روغن است . روغن از مشتقات نفت بوده و به دلیل چربی باعث آلودگی و جذب گرد و خاک می شود و به سختی از سطوح زدوده می شود . از مشکلات دیگر، نشتی آن هاست. جریان نشتی در صورت تماس با محصول، به محصول صدمه وارد می کند و محیط زیست را نیز آلوده می کند . بیش از سه چهارم کرده زمین را آب فرا گرفته است . سیکل چرخه آب باعث شده که این منبع، پایان ناپذیر بماند. این در حالی است که منابع نفتی روز به روز به کاهش هستند، لذا با استفاده از سیستم های هیدرولیک آبی می توان از یک منبع ارزان و پایدار استفاده کرد.

امتیازات انتقال قدرت توسط هیدرولیک :

از جمله مزایای سیستم های هیدرولیک، تولید و انتقال نیروهای قوی توسط قطعات کوچک هیدرولیکی، که دارای وزن کمتری بوده و نسبت وزنی آنها نسبت به دستگاههای الکتریکی ۱ به ۱۰ میباشد. امکان اتوماتیک کردن حرکات، قابلیت تنظیم و کنترل قطعات هیدرولیکی، امکان سریع معکوس کردن جهت حرکت، نصب ساده قطعات به علت استاندارد بودن آنها، مراقبت ساده دستگاهها و تاسیسات هیدرولیکی توسط مانومتر از جمله مزایای دیگراین سیستم هاست. تبدیل ساده حرکت دورانی به حرکت خطی رفت و برگشتی، قابلیت تنظیم غیرپله ای نیرو، فشار، گشتاور و سرعت قطعات کار کننده، از دیاد عمر کاری قطعات هیدرولیکی در اثر وجود روغن در این قطعات، استارت راحت حرکت قطعات کارکننده هیدرولیکی در زمانی که زیر بار قرار گرفته باشند نیز از برتری های سیستم های هیدرولیکی می باشند.

هیدرولیک آب و هیدرولیک روغن در اوایل قرن گذشته از دیگر فعالیت های تحقیقاتی و برنامه های کاربردی

صنعتی، پیشی گرفته است. در سال های اخیر، نگرانی های فزاینده در مورد مسائل زیست محیطی، بهداشتی و

ایمنی منجر به توجه به سیستم های هیدرولیک آبی شده است

Danfoss)(Krutz et al,2004)(Lim et al,2003)

استفاده از سیستم های هیدرولیک آبی دارای مزايا و مع ايبي است. از جمله مزايا و معاييب مهم اين سیستم ها در

زير آمد است.

مهنم ترين مزاياي سیستم های هیدرولیک آبی:

سازگاري با محیط زیست، بهداشتی بودن، غیر قابل اشتعال بودن، غیر سمی بودن، مقرنون به صرفه بودن، دسترسی

آسان و نیاز کمتر به سیستم خنک کننده از جمله مزاياي اين سیستم ها هستند

(Tan ACH 2000) (Sorensen,1999) (Simon,1996) .(Trostmann et al,1995)

موادنفتی و نگرانی های مطرح شده توسط سازمان محیط زیست، بهترین زمینه توسعه در طول چند سال گذشته

در صنعت برق استفاده از سیستمهای هیدرولیک آبی است که در آن از آب به عنوان یک جایگزین مناسب برای مواد

نفتی در انتقال قدرت سیال استفاده می شود. سیستم های هیدرولیک آبی در کشاورزی استفاده فراوانی می شوند،

از قبيل : جنگل داری، صنایع غذایی، دارویی و تولید کاغذ (Krutz et al ,2004) (Burrows 1994)

هم چنین در پژوهشی گزارش شده که آب نسبت به روغن دارای گشتاور اصطکاکی بسیار Higgins,1996

کوچکتری است (Wang et al, 2002). با تکنولوژی جدید و ماشین کاری پیشرفته و مواد جدید، طراحی محصولات

و تجهیزات، بهبود یافته و به دلیل مقرنون به صرفه بودن هیدرولیک آبی، تقاضای تجهیزات سیستم های هیدرولیک

آبی افزایش یافته است (Lim et al, 2003). مواد با تراکم بیشتر از فولاد ضد زنگ می توانند ظرفیت حمل

بارهیدرواستاتیکی را بهبود بخشنند (Wang et al,2002). در یک پژوهه تحقیقاتی، دانشجویان بخش مهندسی

کشاورزی دانشگاه پوردو در امریکا اقدام به ساخت یک چمن زن کرده اند که سیستم فرمان ، نقل و انتقال

.(Krutz et al,2004) و ترمزهای آن با هیدرولیک آبی کار می کند

معایب سیستم های هیدرولیک آبی ورفع آن ها:

نشتی آب در حدود 30 برابر روغن است. لذا به منظور کاهش نشتی باید تجهیزات با دقت بالاتری ماشین کاری

شوند (Tan ACH ,2000)(Sorensen,1999)(Simon,1996) (Trostmann et al,1995) . یکی دیگر از

مشکلات جایگزینی آب به جای روغن در سیستم های هیدرولیک در حال حاضر، هزینه تجهیزات اولیه آن است .

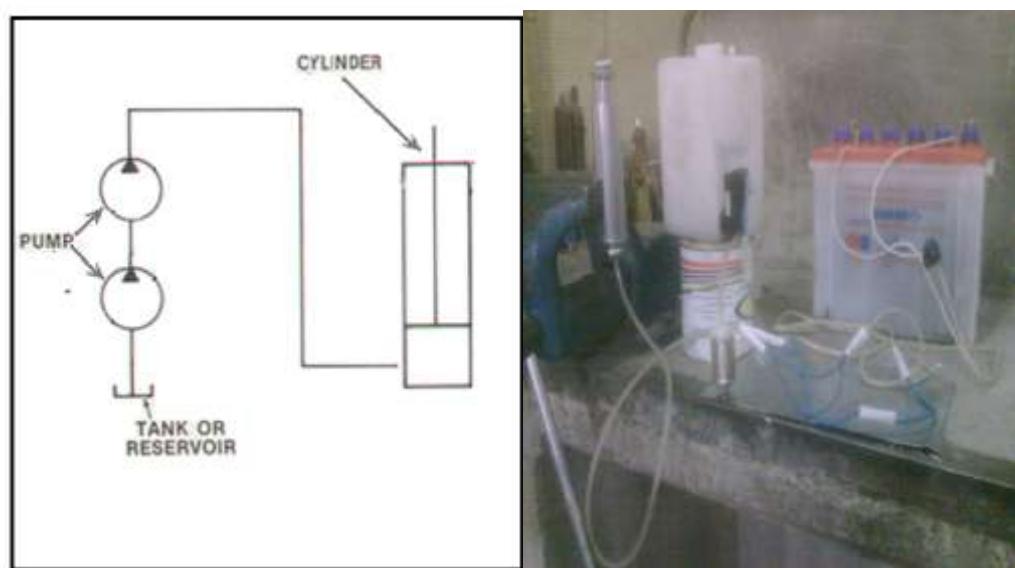
هزینه تجهیزات اولیه سیستم های هیدرولیکی آبی بین 30 تا 200 درصد بیشتر از سیستم های هیدرولیک روغنی است (Trostmann et al,1995). این مشکل با تولید انبوه قابل حل است. آب معمولی به دلیل داشتن گازهای محلول مانند اکسیژن، کلر و دی اکسید کربن دارای خورندهی است . لذا استفاده از مواد مقاوم در برابر خوردگی از قبیل فولاد زنگ نزن، برنز، آلومینیوم، پلیمر و سرامیک باستی مدنظر قرار گیرد (Wolfgan,1999). در سیستم های هیدرولیک آبی، رشد میکروبی نیز گزارش شده است . تجمع میکروبی در سیستم ممکن است کاهش بهره وری، کاهش مقاومت حرارتی، تسريع در خوردگی و کاهش طول عمر فیلتر را به دنبال داشته باشد (Soini et al, 2000). رشد میکروبی در سیستم های هیدرولیک آبی با تنظیم سرعت جریان و بهبود کیفیت متوسط فشار نمی تواند کنترل شود (Soini et al 2002). لذا باستی پژوهه های تحقیقاتی بیشتری در این زمینه انجام پذیرد . به این نکته نیز باید توجه داشت که از دست دادن قدرت در سیستم های هیدرولیک به دلیل جریان نشتی بیشتر آب، کمی بزرگتر از روغن است (Wang et al ,2002). باید در استفاده و ساخت تجهیزات سیستم های هیدرولیکی به چند مسئله چالش برانگیز مرتبط با موتور توجه داشت، از جمله کاهش سایش و نشت، با افزایش گرانروی و چرب بودن سیال و اسط در این سیستم ها (Fisher,1991). در یک تحقیق اصطکاک و عملکرد سایش DLC های مختلف (کربن مانند الماس) در آب مقطر نیز گزارش شده است (Wong et al 2002). گران بودن تجهیزات هیدرولیک آبی و عدم تخصص در طراحی و عدم به اشتراک گذاشتن تجربیات در این زمینه، مانع از استفاده و گسترش سریع سیستم های هیدرولیک آبی شده است (MikkoSiuko et al,2003). هدف از این تحقیق بررسی تفاوت عملکرد یک سیستم هیدرولیکی با دو سیال آب و روغن است.

مواد و روش ها

برای دستیابی به هدف ذکر شده یک آزمایش با دو الکترو پمپ مینیاتوری و یک سیلندر پیستون پلاس تیکی آزمایشگاهی انجام شد. الکترو پمپ ها به صورت سری به هم وصل شده و سپس به یک جک هیدرولیک (سیلندر پیستون) وصل شدند. با روشن کردن الکترو پمپ ها سیال توسط پمپ اول مکیده شده، تحت فشار قرار می گیرد و سپس پمپ دوم فشار آن را افزایش داده و سیال را به جک هیدرولیک که به صورت عمودی قرار گرفته، تزریق می کند. پیستون جک، توسط وزنه های متناسب در هر آزمایش به تدریج از 5 تا 81 نیوتن بارگذاری شد. الکترو

پمپ ها دارای شعاع پره 1 سانتیمتر بوده که ولتاژ مورد نیاز توسط یک باتری 12 ولت تراکتور تامین شده است.

سیلندر دارای قطر 29 سانتیمتر و ارتفاع 6 سانتیمتر و حجم 40 میلی لیتر و شیلنگ ارتباط دهنده جک هیدرولیک والکترو پمپ ها دارای قطر 6 میلی متر است. مدار هیدرولیکی در شکل 2 رسم شده است. آب و روغن هیدرولیک، سیال مورد استفاده در این آزمایش هستند. آب و روغن هیدرولیک (SAE10) که برای آزمایش مورد استفاده قرار گرفتند به ترتیب دارای گرانروی $mPas = 1.005$ و 107 بودند. ارتفاع سطح مایع در مخزن از الکترو پمپ اول و دوم به ترتیب 5 و 14 سانتی متر بود. شکل شماره 1 ترتیب قرار گیری اجزا آزمایش را نشان می دهد.



شکل شماره 1: ترتیب قرار گیری شکل شماره 2: مدار هیدرولیکی

اجزا سیستم

آزمایش ها با آب شروع شدند. سیستم مطابق شکل 1 بسته شد و در مخزن آن آب ریخته شد و راه اندازی گردید. میزان کورس پیستون در تمام آزمایش ها 6 سانتی متر معادل با حجم جابجایی 40 میلی لیتر از سیال به داخل جک انتخاب شد. بایک کرنومتر زمان طی شده کورس پیستون اندازه گیری شد. بارهای متفاوت با گذاشتن وزن های متفاوت روی پیستون، به جک وارد شدند. نیروی وارد شده از طرف وزنه ها به پیستون با نشان داده شده واژ رابطه (1) محاسبه شد.

$$\mathbf{F} = \mathbf{mg} \quad (1)$$

F : نیروی وارد شده از طرف وزنه ها به پیستون، N

m : جرم وزنه ، kg

g در رابطه (1) برابر 9.8 m/s^2 در نظر گرفته شد. برای هر بار آزمایش، سه زمان اندازه گیری شد که میانگین سه زمان در جدول 1 آورده شده است. برای محاسبه سرعت حرکت پیستون در جک هیدرولیکی نیاز رابطه (2) استفاده شد.

$$V = \frac{L}{t} \quad (2)$$

$$L/t$$

V : سرعت حرکت پیستون، m/s

t : زمان میانگین محاسبه شده، s

L : میزان کورس پیستون، m

توان مکانیکی این سیستم از طریق رابطه (3) قابل محاسبه است.

$$(3)$$

$$P_m = F \cdot V$$

P_m : توان مکانیکی سیستم، W

در حین آزمایش برای هر مقدار بار مشخص، شدت جریان و ولتاژ گذرنده از سیم نیز اندازه گیری شد. توان الکتریکی این سیستم از طریق رابطه (4) قابل محاسبه است.

$$P_e = V \cdot I \quad (4)$$

P_e : توان الکتریکی سیستم، W

I : جریان گذرنده از سیم، A

V : ولتاژ ورودی به الکترو پمپ ها، V

در نهایت راندمان کل سیستم (η) نیز از رابطه (5) به دست آمد.

$$\eta = \left(\frac{P_m}{P_e} \right) \cdot 100 \quad (5)$$

پارامترهای η , P_e , V , I , P_m , v , t , F در جدول 1 آورده شده اند. این آزمایش با روش هیدرولیک نیز به همین

روش انجام شد و نتایج آن در جدول 2 آورده شده است.

نتایج و بحث

اندازه گیری و در جداول با توجه به مدار ساخته شده و روش توضیح داده شده، پارامترهای مختلف سیستم ۱ و ۲ ارائه شده اند.

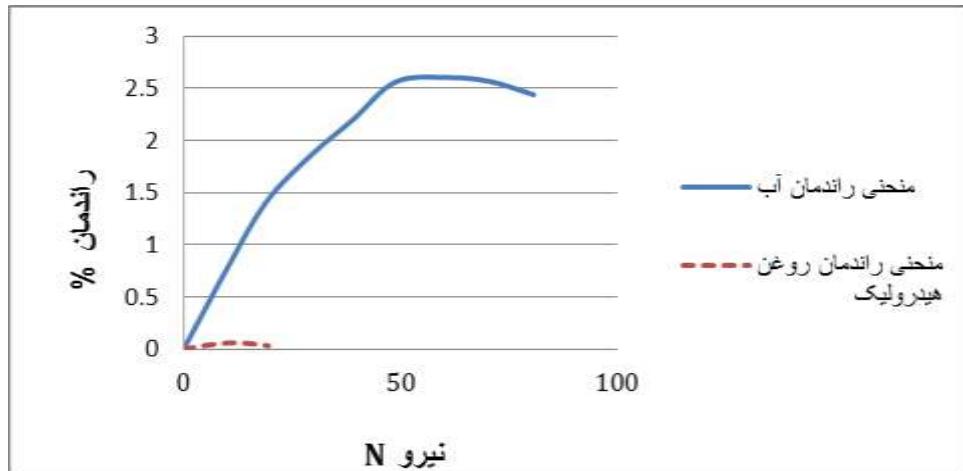
| F(N) | tav(s) | V(m/s) | P(w) | I(A) | V(V) | Pe(W) | η |
|-------|--------|---------|---------|------|------|-------|--------|
| 0 | 1.62 | 0.03703 | 0 | 4.37 | 11 | 48.07 | 0 |
| 10.31 | 1.63 | 0.03681 | 0.37951 | 4.35 | 11 | 47.85 | 0.793 |
| 19.06 | 1.77 | 0.0339 | 0.66444 | 4.28 | 11 | 47.08 | 1.411 |
| 29.4 | 204 | 0.02941 | 0.86465 | 4.23 | 11 | 46.53 | 1.858 |
| 39.2 | 231 | 0.02597 | 1.01802 | 4.2 | 11 | 46.2 | 2.203 |
| 49 | 253 | 0.02371 | 1.16129 | 4.12 | 11 | 45.32 | 2.562 |
| 61 | 318 | 0.01887 | 1.15107 | 4.02 | 11 | 44.22 | 2.603 |
| 70.8 | 385 | 0.01558 | 1.10306 | 3.91 | 11 | 43.01 | 2.565 |
| 80.85 | 47 | 0.01276 | 1.08265 | 3.85 | 11 | 42.35 | 2.438 |

جدول شماره 1 نتایج آزمایش های انجام شده با آب

| F(N) | tav(s) | V(m/s) | P(W) | I(A) | V(V) | Pe(W) | η |
|-------|--------|---------|---------|------|------|-------|--------|
| 0 | 885 | 0.00678 | 0 | 62 | 11 | 682 | 0 |
| 541 | 1274 | 0.00471 | 0.02548 | 5.97 | 11 | 65.67 | 0.039 |
| 10.31 | 15.58 | 0.00385 | 0.03969 | 5.92 | 11 | 65.12 | 0.06 |
| 1521 | 27.03 | 0.00222 | 0.03376 | 5.62 | 11 | 61.82 | 0.055 |
| 196 | 60 | 0.001 | 0.0196 | 5.34 | 11 | 58.74 | 0.033 |

جدول شماره 2 نتایج آزمایش های انجام شده با روغن هیدرولیک

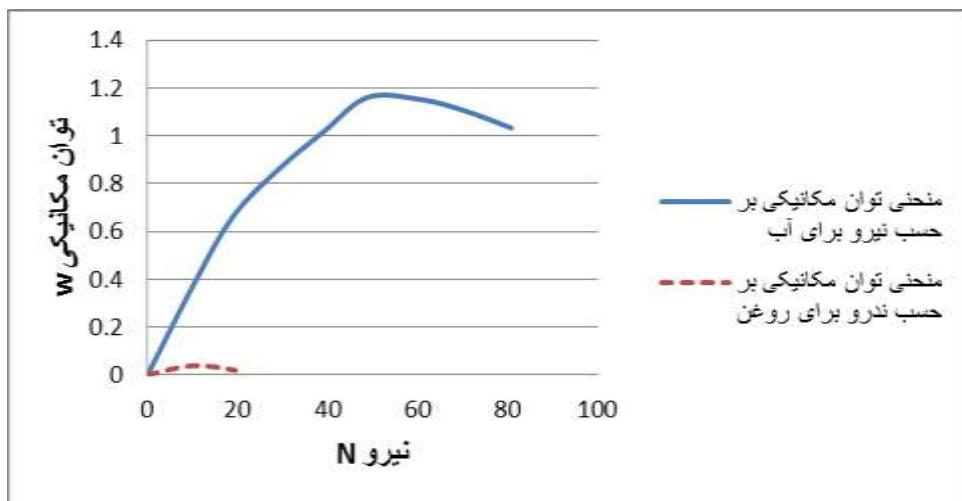
مطابق روش توضیح داده شده در قسمت مواد و روش ها، راندمان کل سیستم که از تقسیم توان مکانی کی گرفته شده از سیستم بر توان الکتریکی داده شده به سیستم به دست آمد، بر حسب نیروی جابجا شده در شکل (3) ارائه شده است



شکل 3: منحنی راندمان بر حسب نیروی اعمال شده

به جک برای آب و روغن هیدرولیک

با توجه به محاسبه توان مکانیکی سیستم برای دو سیال آب و روغن، منحنی توان مکانیکی بر حسب نیروی جابجا شده برای دو سیال در شکل (4) ارائه شده است.



شکل 4: منحنی توان مکانیکی بر حسب نیروی

اعمال شده به جک برای آب و روغن هیدرولیک

طبق منحنی شکل شماره 1 می توان نتیجه گرفت، توان آب به مراتب بالاتر از روغن هیدرولیک است. ماکزیمم توان مکانیکی تولید شده توسط آب 1.162 وات و ماکزیمم توان مکانیکی تولید شده توسط روغن هیدرولیک 0.04 وات است. با توجه به نمودار می توان نتیجه گرفت که برای هر مایع با افزایش نیروی وارد بر پیستون (F)، توان افزایش می یابد و این افزایش تا حد مشخصی است و بعد از آن افت توان ایجاد می شود. یعنی بعد از ماکزیمم توان هرچه نیروی وارد بر پیستون افزایش یابد سرعت حرکت پیستون بطور قابل توجهی کاهش می یابد لذا توان افت پیدا می کند. نتایج به دست آمده نشان می دهند که آب و روغن به ترتیب راندمان کل 2.39 درصد و 0.06 درصد را دارند و این بدان معناست که راندمان استفاده از آب 40 برابر استفاده از روغن است. پایین بودن راندمان کل سیستم در آزمایش های انجام شده به دلیل پایین بودن توان کل سیستم و نزدیک بودن آن به توان تلف شده به صورت اصطکاک در جک مورد آزمایش است. از دلایل دیگر پایین بودن راندمان کل، تبدیل انرژی الکتریکی به مکانیکی و سپس مکانیکی به هیدرولیکی و تبدیل مجدد توان هیدرولیکی به مکانیکی در سیستم مورد استفاده است که افت

های پی درپی به دنبال دارد. آزمایش ها نشان می دهند که جک هیدرولیک برای آب توانایی ایجاد حداقل 81 نیوتن را دارد درصورتی که این توانایی برای روغن به 20 نیوتن کاهش یافته است، لذا نیروی تولیدی توسط آب 4 برابر نیروی تولیدشده هنگام استفاده از روغن می باشد. همچنین با توجه به جداول 1 و 2 می توان نتیجه گرفت سیستم های هیدرولیک آبی دارای سرعت بالا وقابل کنترل هستند. سیستمهای پنوماتیک دارای سرعت بالا ولی غیر قابل کنترل هستند. مثلا اگر پیستون جک پنوماتیکی رابخواهیم تا سه چهارم کورس پیستون جابجا کرده و در آن موقعیت جک را نگه داریم به دلیل تراکم پذیری هوا، نمی توان بطور دقیق این کار را انجام داد . سیستمهای هیدرولیکی که با سیال روغن کارمی کنند، دارای سرعت کم ولی قابل کنترل هستند. سیستم های هیدرولیکی که با آب کار می کنند، دو سیستم قبلی راتکمیل می کنند. به این صورت که دارای سرعت بالا وقابل کنترل هستند . اگر در سیستم های هیدرولیک ماشینهای کشاورزی به جای روغن از آب استفاده شود، علاوه بر افزایش توان می توان افزایش سرعت و افزایش راندمان را نیز داشت که عامل سرعت می تواند عملیات خاکورزی، کاشت، داشت و برداشت را تسريع بخشیده، درنتیجه مقدار زمین بیشتری در زمان کمتری قابل کشت و کار می گردد . همچنین عامل توان می تواند باعث شود، تراکتورها و ماشین های کوچک تر وبا توان کمتر برای عملیات کشاورزی مورد استفاده قرار گیرد درنتیجه با کمتر شدن وزن و توان تراکتور، فشردگی خاک کمتر شده و عملکرد محصول بالاتر می رود.

از نظر اقتصادی نیز صرفه جویی قابل توجهی می شود، اگرچه پمپ ها و سیلندرهای ساخته شده با مواد سازگار با آب دارای هزینه بالاتری هستند اما در دراز مدت صرفه جویی هزینه خواهد شد . زیرا علاوه بر کمتر بودن هزینه تهیه آب نسبت به روغن، تراکتورها و ماشین های ارزان تری برای عملیات کشاورزی لازم است . با توجه به نتایج آزمایش ها و مقالات دیگر پژوهشگران سیستم های هیدرولیک آب دارای مزایای فراوانی هستند. پیش بینی می شود با ابداع تکنولوژی های جدید ماشین کاری و تولید مواد مناسب جدید مانند PVC و سرامیک، استفاده از سیستم های هیدرولیک آبی روبه افزایش بوده و قسمت عمده ای از سیستمهای مکانیکی کشاورزی در آینده به هیدرولیک آبی تبدیل خواهند شد.

منابع:

- Burrows.C.R .1994. Fluid power. progress in a key technology International .1
Journal of JSME, 37, pp. 691–700
- Danfoss, Inc. <http://www.danfoss.com/Nessie/Introduction/index.asp>, .2
Denmark. [SD008]
- Fisher. J. 1991. Water hydraulics getting hot again. Hydraulics and .3
Pneumatic (5), pp. 35–38
- Higgins. M. 1996. Water hydraulics. the real WorldIndustrial Robot (23), pp. .4
View Record in ScopusFull Text via CrossRef .Cited By in Scopus (2)•13–18
- Krutz. G.W and Chua.Patrick S.K. 2004. Water hydraulics. Theory and .5
Applications, Workshop on Water Hydraulics, Agricultural Equipment
Technology Conference (AETC'04), February 8–10, Louisville, Kentucky,
USA
- Lim. G.H , Chua.P.S.K and He.Y.B. 2003. Modern water hydraulics. the new .6
energy-transmission technology in fluid power Applied Energy Nanyang
Technological University, School of Mechanical and Production
Engineering.PP.239-246
- Lim.G.H, He. Y.B and Chua.P.S.K. 2003. Fluid Power Journal of Applied .7
Energy, 76 (1–3) Modern water hydraulics—the new energy transmission
technology in, pp. 239–246
- MikkoSiuko M. Pitkäaho A. Raneda J. Poutanena J. Tammisto J. Palmerb .8
and M. Vileniusa. 2003. Water hydraulic actuators for ITER maintenance
devices. Fusion Engineering and Design Institute of Hydraulics and
Automation, Tampere University of Technology, P.O. Box 589, FIN-33101
Tampere, Finland PP.141-145
- Simon. U. 1996. Water hydraulic power. The Technology Matures (Putting .9
water to Work)National Fluid Power Association Technical Paper Series .pp.
7–13
- Soinia. S.M Koskinenb.K.T Koskinenb.K.T and Puhakkaa. J.A. 2002. .10
Effects of fluid-flow velocity and water quality on planktonic and sessile
microbial growth in water. Hydraulic System Water Research .PP:3812-3820
- Soini. S.M Koskinen. K.T Vilenius. M.J and Puhakka. J.A. 2000. Microbial .11
water quality and diversity in hydraulic systems using tap water as a pressure
medium. Water SciTechnol, 41 (12) pp. 215–222
- Sorensen. P. 1999. News and trends by the industrial application of water .12
hydraulics. The Sixth Scandinavian Internationa Conference on Fluid Power.
pp. 651–674 [SD-008]
- Tan ACH. 2000. Water hydraulics in modern perspective:a 21 st century .13
clairvoyance. In:proceedings of International Conference on Production
Thailand•Reasearch .Bangkok
- Trostmann.E and Clausen P.M. 1995. Hydraulic components using tap water .14
as pressure medium. The Fourth Scandinavian International Conference on
Fluid Power .pp. 942–954 [SD-008]
- Troctmann. E. 1996. Waterhydraulics control technology marcel Inc, New .15
York
- Wang. X and Yamaguchi. A. 2002. Characteristics of hydrostatic bearing/seal .16
parts for water hydraulic pumps and motors. Part 1: Experiment and theory
.Tribology International .a Yokohama National University, Faculty of
.Engineering, Yokohama 240-8501, Japan. pp.425-433
- Wolfgan B. 1999. Water-or oil-hydraulics in the future. In :The sixth .17
Scandinavian International Conference on fluid power(sicf-p99) Tampere ,
Finlavd

- Wong. H.C, Umehara. N and Kato.K. 1998. The effect of surface roughness .18
on friction of ceramics sliding in water .Wear, 218, pp. 237–243
- Yamaguchia.A and Wang.X . 2002. Characteristics of hydrostatic .19
bearing/seal parts for water hydraulic pumps and motors. Part 2: On eccentric
loading and power losses. Yokohama National University, Faculty of
Engineering, Yokohama, JapanPP.435-442