



## تحلیل مصرف سوخت یک نمونه موتور دیزل پمپاژ آب کشاورزی (۴۳۹)

سمیرا کریمی<sup>۱</sup>، برات قبادیان<sup>۲</sup>

### چکیده

دو عامل مهم مصرف سوخت ویژه ترمزی و سوخت گیری در این مقاله مورد بررسی قرار گرفتهند. با افزایش سرعت دورانی موتور میزان کل مصرف سوخت ویژه ترمزی افزایش می‌یابد. به این ترتیب و در حالت کلی بیشترین مقدار مصرف سوخت در ۵۵٪ گشتاور بار موتور و کمترین مقدار این عامل در بار کامل (۱۰۰٪ بار) دیده می‌شود. به طور مشخص در این نمودارها، با افزایش سرعت دورانی مقدار مصرف سوخت افزایش می‌یابد. هرچه مقدار درجه پاشش افزایش یابد، با افزایش سرعت دورانی موتور مصرف سوخت ویژه افزایش می‌یابد. در زوایای پاشش ۳۷ و ۴۲ درجه گردش میل لنگ کاهش در مقدار مصرف در چرخه سوخت مشاهده می‌گردد. در نمودارهای مربوط به مصرف سوخت ویژه ترمزی، در سرعت‌های ثابت مشاهده می‌گردد که با افزایش گشتاور بار موتور مقدار مصرف سوخت ویژه ترمزی کاهش می‌یابد. کمترین مقدار مصرف سوخت ویژه ترمزی در زوایه پاشش ۳۷، گشتاور بار کامل و سرعت کمینه rpm ۱۲۰۰ مشاهده گردید. متعاقباً مقدار بیشینه مصرف سوخت ویژه ترمزی در زوایه پاشش ۴۲، گشتاور بار ۵۵٪ و سرعت بیشینه rpm ۱۶۵۰ مشاهده گردید. به طور کلی مقدار سوخت گیری برای گشتاور بار ۵۵٪ کمترین و برای گشتاور بار کامل بیشترین مقدار را داشت. مقدار بهینه سوخت گیری در زوایه پاشش ۴۲، گشتاور بار ۷۰٪ و سرعت rpm ۱۳۵۰ مشاهده گردید. مقدار بیشینه سوخت گیری در زوایه پاشش ۲۷، گشتاور بار ۱۰۰٪ و سرعت بیشینه rpm ۱۶۵ مشاهده گردید.

<sup>1</sup>- Karimi,S. M.E.(Ag) Student.Tarbiat Modares University .Email: Karimi\_sam9@yahoo.com.  
<sup>2</sup>- Ghobadian,B. Associate professor. Tarbiat Modares University



#### مقدمه:

تجزیه و تحلیل کارکرد موتور دیزل به عنوان عضو لینفک ماشین های محرک در کشاورزی همواره مورد توجه محققان و مهندسان این بخش بوده است . از موتورهای دیزل به دلیل نسبت تراکم بالا و ساختمندی غیر کاربراتوری در سطح وسیعی از جمله ماشینهای سنگین مختلف و موتور های ثابت در انواع متعدد آن استفاده می گردد. مصرف سوخت نسبتاً پائین این موتورها باعث شده که از آن ها در شین های تجاری بزرگ نیز استفاده شود . با گذشت زمان هر روز بیش از پیش از این موتورها حتی در ماشین های سواری نیز در سطح وسیعی در جهان استفاده می شود [1].

در تحقیقی بر روی یک موتور ۴ سیلندر ۴ زمانه به بررسی مصرف سوخت ویژه پرداخته شده است . برداشت های این تحقیق توسط کامپیوتر انجام یافته و از مصرف سوخت ویژه برای تعیین نسبت سوخت به هوا بهره رdedاند . موتور در دو سطح ۷۵٪ و ۱۰۰٪ در وضعیت دریچه گاز کامل مورد آزمایش قرار گرفت . در ۷۵٪ کمترین مقدار مصرف سوخت ویژه برای موتور در شرایط ۱۵۰ bar و ۲۵۰ rpm بدست آمد . در بار ۱۰۰٪ کمترین مقدار مصرف سوخت ویژه برای موتور در شرایط فشار ۱۰۰ bar بدست آمد . در این تحقیق چون به بررسی رابطه میان مصرف سوخت ویژه و فشار موتور پرداخته شده و فشار موتور پارامتری است که به صورت لحظه ای قابل کنترل نیست ، به خوبی نمی تواند معرف شرایط کاری موتور در ارتباط با مصرف سوخت باشد [۲].

در تحقیقی مشابه بر روی یک موتور دیزل تک سیلندر ۴ زمانه این نتیجه حاصل شد که با افزایش توان در موتور میزان مصرف سوخت ویژه کاهش می یابد . متعاقباً کمترین میزان مصرف سوخت ویژه در دور ۱۵۰۰ rpm و توان ۱۷ کیلووات و همچنین در دور ۲۳۰۰ rpm و ۲۷ کیلووات گزارش شد [۳].

در مطالعاتی که بر روی یک موتور تک سیلندری که مشابه موتور مورد آزمایش در این تحقیق است انجام گرفت ، مشاهده شد که با افزایش درصد گشتاور بار ، تا ۷۵٪ گشتاور بار کامل ، مصرف سوخت ویژه ترمیزی ابتدا کاهش یافته و پس از آن اندکی افزایش داشته است . توان ترمیزی موتور ( در سرعت ثابت ) با افزایش بار ترمیزی افزایش می یابد اما پس از بار ۷۵٪ و یا در بار کامل ، این افزایش شدت کمتری داشته است [۴]. تحقیقات دیگری نیز در این زمینه ارائه شده که مشابه همین نتایج در آنها نیز ارائه گردیده است .

در تحقیق حاضر با در نظر گرفتن عوامل گشتاور بار موتور، زمان پاشش سه خت و سرعت موتور که تقریباً همگی قابل تنظیم و کنترل هستند ، به بررسی رابطه این پارامترها بر روی مصرف سوخت ویژه و همچنین مصرف سوخت در چرخه سوخت گیری پرداخته شده است .

موتور مورد آزمایش در این تحقیق یک موتور ثابت ( به منظور پمپاژ آب کشاورزی ) با قدرت خروجی ۳،۶۸ کیلو وات است . به دلیل اینکه این موتور کوچک تک سیلندر با ظرفیت تقریبی ۵،۰ لیتر در سطح وسیعی به عنوان موتور کمکی برای منبع تولید انرژی در شهرها و همچنین منبع تولید انرژی متبادل در محیط های روستایی است ، از آن در این آزمایش استفاده گردیده است . موتور در یک اتاق آزمایش قرار گرفت و تجهیزات و ابزار اندازه گیری نظیر سرعت سنج ، زمان سنج و واحد های اندازه گیری مصرف سوخت ویژه نیز بر روی آن نصب گردید . در این میان ، پارامترهایی نظیر زمان مصرف سوخت در آن اندازه گیری گردید . گشتاور بار وارد بر موتور از قبیل بر روی مقار مورد نظر تنظیم شد که این امر توسط نمایشگر دیجیتال واحد کنترل ، تنظیم و کنترل شد . مصرف سوخت در این نمونه با واحد شاخص سوخت یک دینامومتر اندازه گیری گردید .

#### مواد و روش ها :

جدول ۱ مشخصات موتور تحت آزمایش و جدول (۲) مشخصات تجهیزات آزمایش جهت اندازه گیری دقیق پارامترهای مورد نظر را نشان می دهد . موتور تحت آزمایش از نوعی است که کاربردهای وسیعی دارد ، بویژه اینکه در بسیاری از کشورهای دنیا مشابه آن برای پمپاژ آب در مزارع و کشاورزی مورد استفاده قرار می گیرد .

اندازه گیری مصرف سوخت یکی از مهمترین قسمت های آزمایش های موتور است . برای اندازه گیری مصرف سوخت از یک واحد مصرف سوخت بنز استفاده شد . این واحد، اجزای ثبت کننده فاصله زمانی برای مصرف مقدار از پیش تعیین شده سوخت را



به کار می‌اندازد. این مقدار از پیش تعیین شده سوخت که ۵۰ میلی لیتر است، در یک پیپت شیشه‌ای کالیبره شده نگهداری می‌شود. سطوح بالایی و پایینی سوخت در پیپت توسط یک جفت حسگر نوری تعیین می‌ود. هنگامی که حسگر بالایی مقدار سوخت را در سطح معین شده حس کرد به زمان سنج ساعتی دستور شروع به کار اده و مشابه آن وقت سطح سوخت به مقدار حد پایینی خود رسید، حسگر پایینی به زمان سنج دستور توقف می‌دهد. به این ترتیب، فاصله زمانی به واحد ثانیه برای مصرف مقدار معینی از سوخت بدست می‌آید. واحد زمان سنج به یک ساعت کریستالی و یک واحد برای اندازه‌گیری فاصله زمانی نیاز دارد تا نمایش دیجیتالی از زمان بدست آید.

برای زمان بندی پاشش سوخت به صورت استاتیک در موتور، از روش ریزش استفاده شد. یک تطبیق گر با طراحی مخصوص همراه با سوزن زیر پوستی به عمل پاشش کمک کرد. موقعیت زاویه‌ای لنگ برای تشخیص زمان دقیق پاشش به کمک یک عقربه نشانگر و علامتی که بر روی لبه چرخ طیار موتور قرار گرفت مشخص گردید. برای اصلاح یا تعویض زمان پاشش سوخت استاتیک می‌توان تعداد لایه‌های زیر فلاتر سوار بر روی پمپ سوخت را تغییر داد.

### مشخصات موتور تحت آزمایش: جدول ۱

۱	تعداد سیلندر
۴ زمانه	چرخه موتور
پاشش مستقیم	سامانه احتراق
مکش طبیعی	سامانه مکش هوا
خنک کاری با آب	سامانه خنک کاری
۸۰ mm	قطر سیلندر
۱۱۰ mm	طول کورس
۰,۵۵۳ Litre	حجم سیلندر
۱۶,۵:۱	نسبت تراکم
۱۵۰۰ rpm	سرعت اسمی موتور
23.0 Nm	گشتاور در سرعت و بار اسمی

سرعت اسمی موتور ۱۵۰۰ rpm است. اگرچه حد پائین برای مقدار سرعت ۹۰۰ rpm می‌باشد اما موتور برای اینکه بتواند در حالت پایدار کار کند باید با حد اقل تغییرات سرعت rpm  $1200 \pm 5$  تحت بارهای مختلف به کار گرفته شود. به طور مشابه حد بالای سرعت برای کار این موتور rpm ۱۶۵۰ ر نظر گرفته شده است.

محدوده گشتاور بار بین ۵۰ تا ۱۰۰٪ مقدار مجاز است. برای تخمین محدوده پایدار ترکیب سرعت - بار، یک سری آزمایش‌های اولیه انجام گرفت. در این آزمایش‌ها گشتاور بار ۵۵٪ مقدار مجاز به عنوان حد پائین بدست امد که در این سطح از گشتاور، کنترل موتور رضایت بخش و تغییرات سرعت قابل چشم پوشی بود. حد بالای مقدار گشتاور بار ۱۰۰٪ از گشتاور مجاز در نظر گرفته شد تا موتور در شرایط بار کامل نیز قرار گرفته و آزمایش شود. مصرف سوخت و بیله ترمی با استفاده از رابطه (۱) محاسبه گردید.

$$bsfc = \frac{V_f \cdot \rho \cdot 3600}{T_i \cdot W \cdot 10^6} (gr / KWhr) \quad (1)$$

که در آن:

$$(ml) = V_f \text{ حجم پیپت سوخت}$$

$$(kg / m^3) = \rho \text{ وزن مخصوص سوخت}$$



$$Ti = \text{فاصله زمانی برای مصرف شدن مقدار معین سوخت (ms)} \\ W = \text{توان ترمزی موتور (kW)}$$

مقادیر مصرف سوخت و پیله ترمزی از میانگین ۳ برداشت متولی بدست آمد .

همچنین حجم متوسط سوخت مصرف شده در موتور به ازای هر چرخه از کار موتور (سوخت گیری) از رابطه (۲) بدست آمد . این رابطه برای موتور ۴ زمانه استفاده شده و در آن N بیانگر سرعت موتور به rpm است :

$$Fueling = \frac{V_f \cdot 120}{T_v \cdot N} (\text{ml / cycle}) \quad (2)$$

جدول ۲: مشخصات تجهیزات آزمایش.

دقت	محدوده اندازه گیری	تجهیزات مورد استفاده
rpm $\pm 1\%$	رقمی 4	سنج سرعت
1% / 10°C	رقمی 3.5	نماشگر بار
% $\pm 1$	50-150ml	صرف سوخت: - پیپت کالیبره شده
sec / 0.1 $\pm 1$ رقمی	رقمی 4	- نماشگر زمان

جدول ۳: ماتریس آزمایشها .

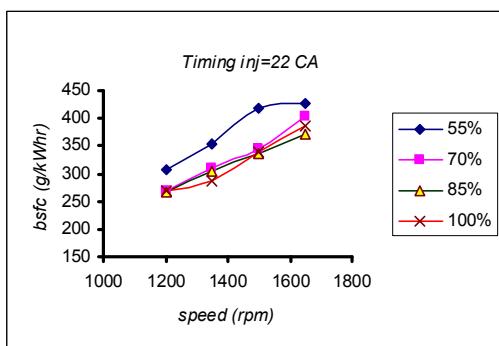
سطح					پارامترها
۵	۴	۳	۲	۱	
-	۱۶۵۰	۱۵۰۰	۱۳۵۰	۱۲۰۰	سرعت موتور (rpm)
-	۱۰۰	۸۵	۷۰	۵۵	گشتاور بار موتور (%)
۴۲	۳۷	۳۲	۲۷	۲۲	زمان پاشش سوخت (CA btdc)

جدول ۳ ماتریس آزمایشها ، برای اندازه گیری پارامترهای مرتبه با عملکرد موتور جهت تحلیل مصرف سوخت را نشان می دهد . در این قسمت سرعت موتور ( rpm ) ، گشتاور بار موتور (%) و زمان پاشش سوخت ( C.A btdc ) به عنوان پارامترهای کری

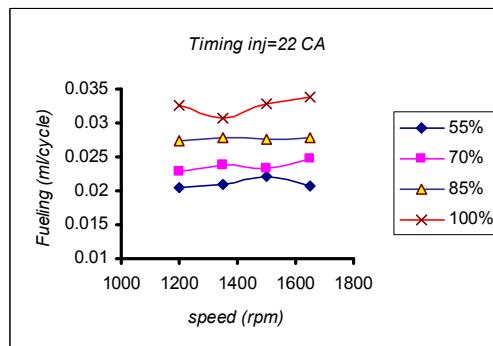
قابل کنترل مطرح هستند. از سوی دیگر میزان و زمان مصرف سوخت با استفاده از تجهیزات مربوطه برای دست یابی به این هدف مورد سنجش قرار گرفته‌اند.

#### نتایج و بحث :

در شکل‌های ۱ و ۲ به ترتیب رابطه میان سوخت ییری و مصرف سوخت ویژه ترمزی موتور برای زمان پاشش سخت CA  $22^\circ$  btdc را نشان می‌دهد. به طور کلی با افزایش سرعت موتور مصرف سوخت ویژه ترمزی نیز افزایش می‌یابد. تقریباً همین روند در مورد تاثیر سرعت موتور بر سوخت گیری نیز مشاهده می‌شود. هر یک از شکل‌ها نمایانگر مصرف سوخت ویژه ترمزی در  $4^\circ$  سطح از بار موتور است. اینگونه از موتورها اغلب با بار بیش از  $50\%$  از بار کامل کار می‌کنند. از این رو آزمون برای بارهای کمتر از  $50\%$  بار کامل موتور نگرفت. مشاهده می‌شود که مقدار سوخت گیری برای گشتاور بار کامل حداکثر است و با کاهش گشتاور بار موتور مقدار مصرف سوخت گیری کاهش می‌یابد. می‌توان در این نمودارها مشاهده کرد که در زمان پاشش  $22^\circ$  درجه میل لنگ قبل از نقطه مرگ بالا، کمترین مقدار سوختیگری مربوط به گشتاور بار  $55\%$  و سرعت  $1200\text{ rpm}$  بوده است. مقدار مصرف سوخت ویژه ترمزی در گشتاور بار  $55\%$  بیشترین مقدار بود و با افزایش مقدار سرعت دورانی مقدار مصرف سوخت ویژه ترمزی بیشتر شده است. در گشتاور بار  $100\%$ ، مصرف سوخت ویژه



شکل ۲ : رابطه سرعت و



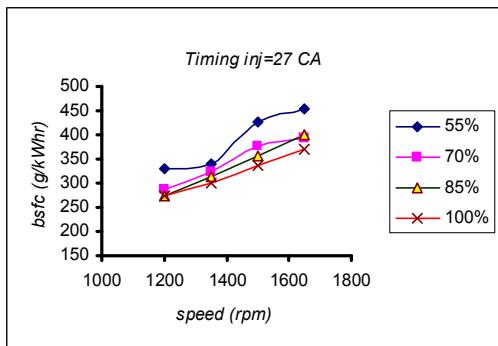
شکل ۱ : رابطه سرعت و سوخت گیری موتور.  
صرف سوخت ویژه ترمزی موتور.

ترمزی کمترین مقدار را داشته و در سرعت  $1200\text{ rpm}$  به حداقل مقدار خود رسید. در این شرایط مقدار کمینه مصرف سوخت ویژه ترمزی برای همه بارها در سرعت  $1200\text{ rpm}$  بدست می‌آید.

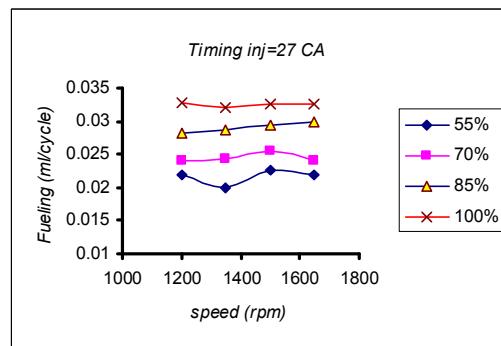
در شکل‌های (۳) و (۴) روابط و نمودارهای مربوط به سوخت ییری و مصرف سوخت ویژه ترمزی نشان داده شده است. با افزایش سرعت مقدار مصرف سوخت ویژه ترمزی افزایش می‌یابد اما تقریباً با توجه به شکل می‌توان گفت که با افزایش سرعت دورانی مقدار سوخت گیری افزایش نداشته است. روند شکل (۴) مانند شکل (۲) است. در شکل (۳) بیشترین مقدار سوختیگری در گشتاور بار کامل و کمترین آن در گشتاور بار بیشتر شده مقدار سوختیگری نیز افزایش یافته است.

در شکل (۵) با افزایش سرعت دورانی مقدار سوخت گیری تا حدی افزایش می‌یابد اما کمترین مقدار برای آن در سرعت  $1200\text{ rpm}$  و گشتاور بار  $55\%$  بار کامل است. البته مقدار سوخت گیری در این شکل مانند شکل‌های (۳) و (۱) بوده و در مقدار کل سوخت گیری تغییر محسوسی مشاهده نمی‌شود. در شکل (۶) مقدار مصرف سوخت ویژه ترمزی برای بار  $70\%$  افزایش قابل

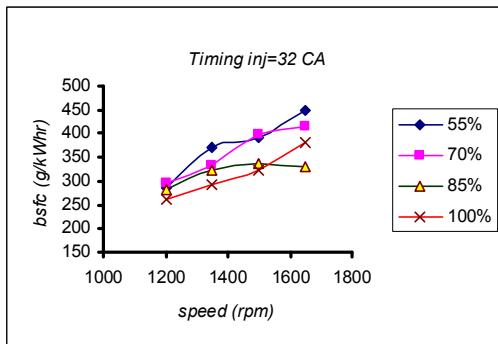
توجهی داشته است اما در گشتاور بار ۸۵٪ مقدار مصرف سوخت ویژه ترمی کاهش پیدا کرده است . همچنین کمترین مقدار برای مصرف سوخت ویژه ترمی در سرعت کمینه و گشتاور بار بیشینه مشاهده می گردد .



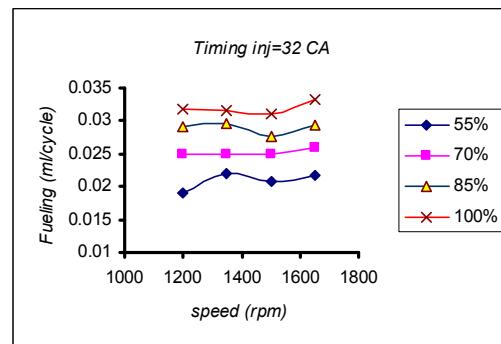
شکل ۴ : رابطه سرعت و



شکل ۳ : رابطه سرعت و سوخت گیری موتور  
صرف سوخت ویژه ترمی موتور



شکل ۶ : رابطه سرعت و

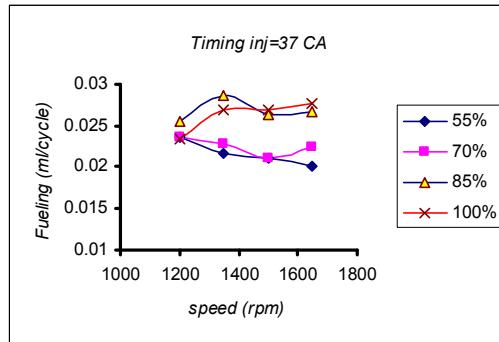
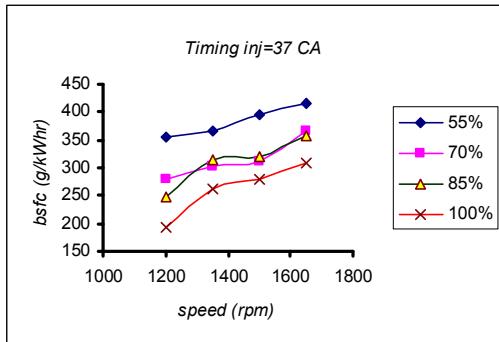


شکل ۵ : رابطه سرعت و سوخت گیری موتور.  
صرف سوخت ویژه ترمی موتور.

در شکل (۷) که مقدار سوخت گیری در زاویه ۳۷ درجه از میل لنگ را نمایش می دهد نمودارها نسبت به شکل‌های مشابه قبل تغییر پیدا کرده است . در گشتاور بار ۵۵٪ با افزایش سرعت دورانی کاهش در مقدار سوختیگری کاملا مشهود است . این روند کاهشی در گشتاور بار ۷۰٪ جز در سرعت بیشینه ۱۶۵۰ rpm نیز مشاهده می گردد . نکته قابل توجه در این شکل این است که مقادیر سوخت‌گیری در گشتاور بارهای مختلف و در سرعت ۱۲۰۰ rpm با هم برابرند . در این شکل مقدار بیشینه سوخت-گیری نسبت به اشکال قبل کاهش پیدا کرده است و این در حالی است که مقدار کمینه آن که در بار ۵۵٪ سرعت ۱۶۵۰ rpm است کاهش پیدا نمیکند . به طور مشخص مقدار سوخت گیری در این نمودارها کاهش یافته است و این به دلیل آن است که سوخت در این زاویه پاشش زمان بیشتری برای سوختن کامل ارد و این باعث کاهش میزان سوخت گیری در یک چرخه می گردد . همچنین کمترین مقدار سوخت گیری مربوط است به گشتاور بار کمینه و سرعت بیشینه . اما بیشترین مقدار سوخت گیری در گشتاور بار ۸۵٪ و سرعت ۱۳۵۰ rpm مشاهده می شود . در شکل (۸) مقدار مصرف سوخت ویژه ترمی کاهش پیدا کرده و کمترین مقدار آن در گشتاور بار کامل و سرعت کمینه ۱۲۰۰ rpm مشاهده می شود . می توان ادعا کرد که با افزایش مقدار زاویه



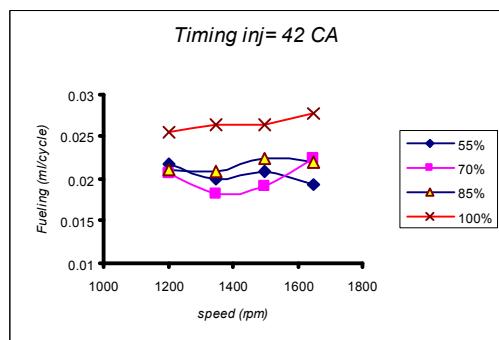
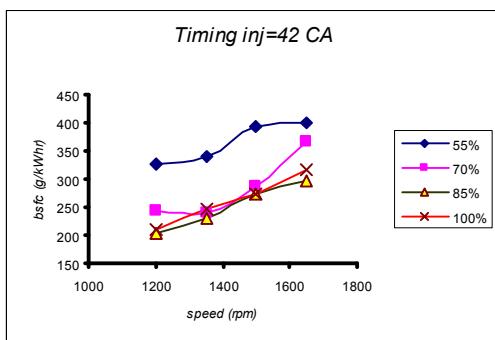
پاشش میتوان مقدار مصرف سوخت ویژه ترمی را کاهش داد . در این شکل نمودار مربوط به بار ۵۵٪ مشخصا از نمودار گشتاور بارهای دیگر مقدار بیشتری دارد ، این شاید به دلیل این است که در این حالت موتور دیواره محفظه اشتعال سرد است و خود این امر منجر به افزایش مقدار سوخت مصرفی می گردد .



شکل ۸ : رابطه سرعت و

مشخص سوخت ویژه ترمی موتور.

در شکل ۹ مانند شکل (۷) مقدار سوختگیری بیشینه کاهش یافته است . مقدار سوختگیری در گشتاور بار ۱۰۰٪ بسیار بیشتر از باقی گشتاورهاست و با افزایش سرعت دورانی نیز افزایش می یابد . کمترین مقدار سوختگیری در بار ۷۰٪ و سرعت ۱۳۵۰ rpm مشاهده می گردد . در شکل ۱۰ مشاهده می شود که نمودارهای مربوط به گشتاور بارهای ۷۰٪، ۸۵٪ و ۱۰۰٪ در وضعیت های مشابه یکدیگر قرار دارند . کمترین میزان مصرف سوخت ویژه مربوط به گشتاور بار ۸۵٪ در سرعت دورانی ۱۲۰۰ rpm است.



شکل ۱۰: رابطه سرعت و سوختگیری موتور.

ومصرف سوخت ویژه ترمی موتور.



### نتیجه گیری و پیشنهادها :

نتیجه گیری های ناشی از کار تحقیقاتی منجر به مقاله حاضر ، به صورت خلاصه عبارتند از :

۱. با توجه به شکل های موجود دو عامل متغیر مصرف سوخت ویژه ترمزی و سوخت گیری رابطه معکوس با یکدیگر دارند. در حالت کلی بیشترین مقدار مصرف سوخت ویژه ترمزی در ۵۵٪ گشتاور بار موتور و کمترین مقدار این عامل در بار کامل (۱۰۰٪ بار) دیده می شود. بیشترین مقدار سوخت گیری در گشتاور بار کامل و کمترین مقدار آن در گشتاور بار ۵۵٪ مشاهده می شود.
۲. با افزایش سرعت دورانی مقدار مصرف سوخت ویژه ترمزی موتور افزایش می یابد .
۳. کمترین مقدار مصرف سوخت ویژه ترمزی در زاویه پاشش ۳۷° ، گشتاور بار کامل و سرعت کمینه ۱۲۰۰ مشاهده گردید . متعاقباً مقدار بیشینه مصرف سوخت ویژه ترمزی در زاویه پاشش ۲۷° ، گشتاور بار ۵۵٪ و سرعت بیشینه ۱۶۵۰ rpm مشاهده گردید.
۴. کمترین مقدار سوخت گیری در زاویه پاشش ۴۲° ، گشتاور بار ۷۰٪ و سرعت ۱۳۵۰ rpm مشاهده گردید . مقدار بیشینه سوخت گیری در زاویه پاشش ۲۲° ، گشتاور بار ۱۰۰٪ و سرعت بیشینه ۱۶۵۰ rpm مشاهده گردید .

پیشنهادها در مورد ادامه این کار تحقیقاتی عبارتند از :

۱. برای مقایسه بهتر از موتورهای مشابه برای آزمایش استفاده شود تا با داشتن اطلاعات بیشتر بین چند موتور مختلف بتوان بهترین انتخاب را انجام داد .
۲. برای تحلیل بهتر داده ها پیشنهاد می شود تا از برنامه های آماری موجود برای این تحلیل استفاده شود و البته مشخص است با داشتن داده های بیشتر می توان تحلیل آری و دقیق تری بدست آورد . در این تحقیق بدليل اینکه داده ها میانگین ۳ برداشت متوالی بود نمی توانستیم از برنامه های تحلیلی موجود استفاده کرد .
۳. بهتر است برای به حداقل رساندن دقت مقایسه ها و تحلیل ها از محدوده وسیعتری از متغیرهایی چون سرعت دورانی یا گشتاور بار نسبی بهره جست . چه بسا در این محدوده ها بتوان به نتایج جالبی دست یافت ، که البته این امر نیاز به صرف توان ، وقت و هزینه اضافی خواهد داشت .
۴. با داشتن داده های بیشتر و رسم نمودارهای دقیق تر در محدوده وسیعتر ، می توان نمودارهای مناسبی برای داده ها برآذش کرده و اطلاعات دقیق تر و قابل اعتمادتری ارائه دهیم .

### References:

- 1) Ghobadian,B.(2004). A parametric study on diesel engine noise . Unpublished thesis. IIT Roorke . Roorke , India.
- 2) Celikten,I.(2003). An experimental investigation of the effect of the injection pressure on engine performance & exhaust emission in indirect injection diesel engines. Applied Thermal Engineering Journal , Vol( 23):2051-2060.



- 3) Tartakovsky,L.Veinblat,M.Baybikov,V.Gutman,M.Zvirin,Y.(2006).Effects of motorsilk oil & fuel additives on fuel consumption & emissions of diesel engine.Technion-Israel Institute of technology .Haifa.
- 4) Ajav,E.A.Singh,B.Bhattacharya,T.K.(1998).Performanc of a stationary diesel engine using vapourized ethanol as supplementary fuel. Biomass & bioenergy. Vol(15 ) :493-502 .



## Analysis of a Typical Agricultural Water Pump Diesel Engine Fuel Consumption

### Abstract

In this paper two important parameters of brake specific fuel consumption (bsfc) and fuelling have been investigated. By increasing the engine speed the total brake specific fuel consumption has been increased. In this case, the maximum bsfc occurs at 50% load torque and the minimum occurs at 100% engine load torque .increasing engine speed, increasing the fuel consumption in all cases .When fuel injection timing is C.A , a ° and 42° increased, the bsfc is also increased .For fuel injection timing of 37 decrease in fuel consumption is observed . For constant speed curves, the bsfc is decreased with increasing the engine load torque . The best amount of fuel consumption C.A fuel injection , full load and 1200 rpm engine speed .similarly, the occurs at 37 C.A fuel injection timing and 1650 rpm maximum bsfc occurs at 55% load torque, 27 of engine speed . In general term, fuelling is maximum for 55% load torque and C.A injection timing , 70% maximum for full load torque . fuelling is optimum for 42 of the load torque and 1350 rpm engine speed. On the other hand , the maximum C.A of injection timing, 1650 rpm and full load torque . fuelling occurs at 22