



# Mechatronics, Electrical Power, and Vehicular Technology

e-ISSN: 2088-6985  
 p-ISSN: 2087-3379  
 Accreditation Number: 432/Akred-LIPI/P2MI-LIPI/04/2012



[www.mevjournal.com](http://www.mevjournal.com)

## THE EFFECT OF ETHANOL-DIESEL BLENDS ON THE PERFORMANCE OF A DIRECT INJECTION DIESEL ENGINE

### *PENGARUH PENAMBAHAN ETANOL PADA SOLAR TERHADAP MOTOR DIESEL INJEKSI LANGSUNG*

**Arifin Nur<sup>a,\*</sup>, Yanuandri Putrasari<sup>a</sup>, Iman Kartolaksono Reksowardjo<sup>b</sup>**

<sup>a</sup> Bidang Sarana Peralatan Transportasi, Pusat Penelitian Tenaga Listrik dan Mekatronik-LIPI Kompleks LIPI Jl Sangkuriang, Gd 10, Bandung, Jawa Barat 40135, Indonesia

<sup>b</sup> Laboratorium Motor Bakar dan Sistem Propulsi, Institut Teknologi Bandung Jl. Ganesa 10, Bandung, Jawa Barat 40132, Indonesia

Received 29 May 2012; received in revised form 12 July 2012; accepted 13 July 2012  
 Published online 31 July 2012

#### Abstract

The experiment was conducted on a conventional direct injection diesel engine. Performance test was carried out to evaluate the performance and emission characteristics of a conventional diesel engine that operates on ethanol-diesel blends. The test procedure was performed by coupling the diesel engine on the eddy current dynamometer. Fuel consumption was measured using the AVL Fuel Balance, and a hotwire anemometer was used to measure the air consumption. Some of the emission test devices were mounted on the exhaust pipe. The test of fuel variations started from 100% diesel fuel (D100) to 2.5% (DE2.5), 5% (DE5), 7.5% (DE7.5), and 10% (DE10) ethanol additions. Performance test was conducted at 1500 rpm with load variations from 0 to 60 Nm by increasing the load on each level by 10 Nm. The addition of 5% ethanol to diesel (DE5) increased the average pressure of combustion chamber indication to 48% as well as reduced the specific fuel consumption to 9.5%. There were better exhaust emission characteristics at this mixture ratio than diesel engine which used pure diesel fuel (D100), the reduction of CO to 37%, HC to 44% and opacity to 15.9%.

Key words: performance test, fuel supplement, bioethanol, emission, diesel engine.

#### Abstrak

Eksperimen dilakukan pada motor diesel dengan sistem injeksi langsung (direct injection). Uji prestasi ini dilakukan guna melihat karakteristik prestasi dan emisi motor diesel konvensional terhadap penambahan etanol sebagai bahan bakar suplemen pada solar. Uji prestasi dilakukan dengan menempatkan motor uji pada perangkat Eddy current dynamometer. Konsumsi bahan bakar diukur dengan menggunakan perangkat AVL Fuel Balance sementara untuk pengukuran konsumsi udara digunakan hotwire anemometer. Beberapa perangkat uji emisi dipasangkan pada saluran gas buang motor diesel untuk mengukur emisi. Beberapa variasi campuran solar dengan etanol diujikan pada penelitian ini. Campuran bahan bakar yang diujikan mulai dari solar 100% (D100), penambahan etanol 2,5% (DE2,5), 5% (DE5), 7,5% (DE7,5), dan pada campuran 10% etanol (DE10). Uji prestasi dilakukan pada 1500 rpm dengan variasi pembebanan mulai dari 0 Nm (no load) sampai 60 Nm (full load) dengan penambahan beban setiap 10 Nm. Penambahan 5% etanol dalam solar dapat meningkatkan tekanan rata-rata indikasi ruang bakar sebesar 48% disertai penurunan konsumsi bahan bakar spesifik mencapai 9,5%. Pada rasio campuran ini terjadi perbaikan karakteristik emisi gas buang di mana emisi karbon monoksida (CO) tereduksi hingga 37 %, emisi hidrokarbon (HC) tereduksi hingga 44%, dan kadar kepekatan emisi gas buang tereduksi hingga 15,9% jika dibandingkan dengan motor diesel yang menggunakan bahan bakar solar murni (D100).

Kata kunci: uji prestasi, pencampur solar, etanol, emisi, motor diesel.

## I. PENDAHULUAN

Kebutuhan energi dunia dari tahun ke tahun kian meningkat, khususnya bahan bakar berbasis

minyak bumi. Tingkat ketergantungan yang tinggi akan sumber energi berbasis minyak bumi telah membuat harga pasarnya semakin mahal, semakin fluktuatif, dan sangat dipengaruhi oleh pasar serta suhu perpolitikan dunia [1]. Di sisi lain, kurang terkontrolnya konsumsi bahan bakar

\* Corresponding Author. Tel: +62-22-2503055  
 E-mail: arifin.nur@lipi.go.id

minyak berbasis minyak bumi juga telah meningkatkan suhu permukaan bumi (*global warming*) dan mengakibatkan perubahan iklim global. Meningkatnya suhu permukaan bumi terjadi akibat gas CO<sub>2</sub> yang terlepas ke udara akibat aktifitas manusia dan proses pembakaran bahan bakar fosil. Salah satu cara untuk menekan atau memperlambat efek pemanasan global adalah dengan menggunakan bahan bakar ramah lingkungan dan penggunaan teknologi hemat energi.

Perubahan iklim, sumber cadangan, dan karakteristik bahan bakar menjadi bahan pertimbangan dalam pemilihan sumber energi alternatif untuk motor diesel. Pentingnya kesesuaian karakteristik bahan bakar alternatif sebagai suplemen pada solar dikarenakan pada akhirnya proses pembakaranlah yang akan memegang peranan terhadap unjuk kerja maupun pembentukan emisi pada motor diesel. Proses pembakaran pada motor diesel merupakan sebuah proses yang kompleks, dimulai sejak bahan bakar itu diinjeksikan ke dalam ruang bakar sampai pada proses pembuangan gas buang sisa pembakaran [2]. Parameter yang sangat mempengaruhi proses pembakaran pada motor diesel di antaranya adalah kehomogenan campuran bahan bakar dengan udara, waktu injeksi bahan bakar, dan karakteristik bahan bakar seperti *volalitas*, bilangan setana, *auto ignition temperature*, *flash point*, tingkat penguapan dan lain sebagainya [3-5].

Bioetanol *fuel grade* memiliki sejumlah keunggulan dibanding bahan bakar alternatif lain di antaranya adalah:

1. Dapat langsung dicampur dengan solar dalam tangki bahan bakar untuk kemudian diinjeksikan ke ruang bakar [6],
2. Bahan baku pembuatan bioetanol berasal dari sumber daya terbarukan berupa tanaman atau biomassa yang mengandung gula, pati atau selulosa [6],
3. Dapat menurunkan kadar kepekatan emisi gas buang motor diesel (*particulate matter*) [7-18] dan menekan emisi gas rumah kaca (CO<sub>2</sub>) [6],
4. Memperkuat ekonomi pertanian dan menciptakan lapangan kerja baru [13,14].
5. Secara umum dapat mengurangi tingkat ketergantungan terhadap bahan bakar fosil dengan pendekatan *energy balance* [16] dan melestarikan sumber energi komersial utama [13].

Etanol termasuk dalam *oxygenate fuel* dengan kandungan oksigen mencapai 35%. Kandungan oksigen yang tinggi pada bahan bakar akan memperbaiki proses pembakaran sehingga emisi

gas buang yang dihasilkan akan lebih rendah jika dibandingkan dengan penggunaan solar sebagai bahan bakar [13-18].

Selain banyaknya keunggulan bioetanol sebagai bahan bakar pengganti maupun pencampur pada solar, campuran solar-etanol juga memiliki kekurangan dibandingkan solar murni sebagai bahan bakar motor diesel. Kekurangannya adalah:

1. Diperlukannya aditif untuk memastikan tercampurnya kedua bahan bakar secara homogen [6,14,19,20],
2. Campuran tersebut memiliki kemampuan pelumasan yang rendah sehingga meningkatkan resiko keausan pada komponen pompa bahan bakar dan umumnya akan menurunkan nilai setana solar [14,17,18].

Meskipun telah banyak literatur maupun penelitian mengenai pemanfaatan etanol yang dicampur dengan solar pada motor diesel, namun kelengkapan informasi mengenai pencampurannya serta variasi persentasenya mendorong untuk dilakukan penelitian lebih lanjut. Kajian ini bertujuan memaparkan hasil uji prestasi motor diesel terhadap penambahan etanol dalam solar pada rasio campuran 0%, 2,5%, 5%, 7,5% dan 10%. Motor diesel yang digunakan adalah motor diesel jenis injeksi tidak langsung yang kemudian dimodifikasi sehingga dapat beroperasi secara injeksi langsung. Di samping prestasi, pengaruh emisi yang dihasilkan dari motor diesel juga dibahas untuk kelengkapan informasi bagi peneliti maupun akademisi yang tertarik mendalami penelitian motor diesel solar-etanol.

## II. METODOLOGI PENELITIAN

Pengujian dilakukan pada motor diesel 2 (dua) silinder 1630 cm<sup>3</sup>, sistem pengisian alamiah dan berpendingin air, dengan spesifikasi seperti pada Tabel 1. Motor diesel konvensional jenis injeksi tidak langsung telah dimodifikasi sehingga dapat beroperasi sebagai motor diesel injeksi langsung. Piston telah diganti dengan jenis *bowl*, sedangkan *cylinder head* telah dimodifikasi sehingga tidak memiliki kamar pusar (*swirl chamber*). Gambar hasil modifikasi diperlihatkan seperti pada Gambar 1.

Sebuah sensor tekanan ruang bakar buatan *Kistler 6061B* jenis pendingin air ditempatkan pada ruang bakar silinder pertama (Gambar 2). Sensor tekanan udara masuk dan tekanan gas buang ditempatkan pada saluran masuk dan keluar silinder pertama. Motor uji kemudian dipasangkan pada *eddy current dynamometer* untuk dilakukan uji unjuk kerja. Sebuah *hotwire anemometer* buatan TGS digunakan untuk



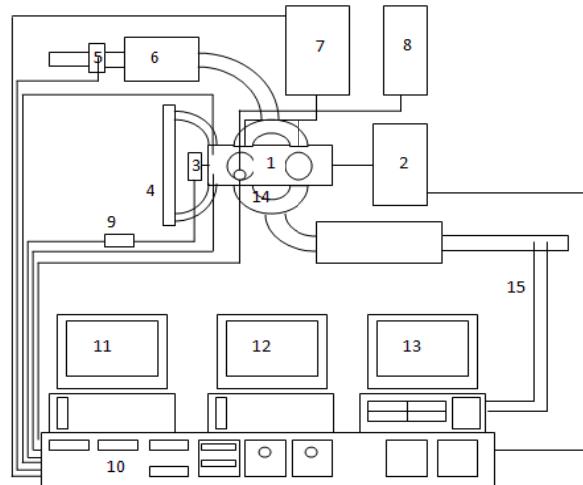
Gambar 1. Hasil modifikasi ruang bakar.

pengukuran konsumsi udara masuk, sedangkan konsumsi bahan bakar diukur dengan *fuel balance* buatan AVL. Untuk pengukuran emisi gas buang dilakukan dengan menghubungkan saluran gas buang dengan *probe 4 gas analyzer* dan *smoke meter*. Sebuah sensor sudut engkol buatan COM dipasangkan pada poros engkol motor diesel sebagai acuan posisi piston sebagai dasar perhitungan tekanan ruang bakar. Skema instalasi pengujian diperlihatkan pada Gambar 3

Uji unjuk kerja dilakukan pada 1500 rpm dengan pembebahan yang bervariasi mulai dari 0 Nm (tanpa beban) sampai 60 Nm (beban penuh) dengan peningkatan beban setiap 10 Nm. 100 buah data tekanan ruang bakar diambil setiap peningkatan pembebahan yang berisi 720 data tekanan untuk motor 4 langkah. Solar yang digunakan adalah solar dengan nilai setana sebesar 48,6, sedangkan etanol yang digunakan sebagai suplemen pada solar adalah etanol *fuel grade* dengan tingkat kemurnian mencapai 99,87%. Pada penelitian ini *Sorbitan Metil Ester* (SPAN 80) digunakan sebagai surfaktan untuk meningkatkan kestabilan ikatan kimia antara solar dengan etanol.



Gambar 2. Instalasi pressure transducer.



#### Keterangan:

1	Motor diesel	9	COM signal conditioning
2	Dynamometer	10	Kontrol pembebahan
3	COM encoder	11	Data akuisisi
4	Radiator	12	Fuel balance
5	Hot wire Anemometer	13	Emission Gas analyzer
6	Plenum udara masuk	14	Pressure transducer sensor
7	Pengukur konsumsi bahan bakar	15	Sensor Emisi gas buang
8	Pengkondisi sensor		

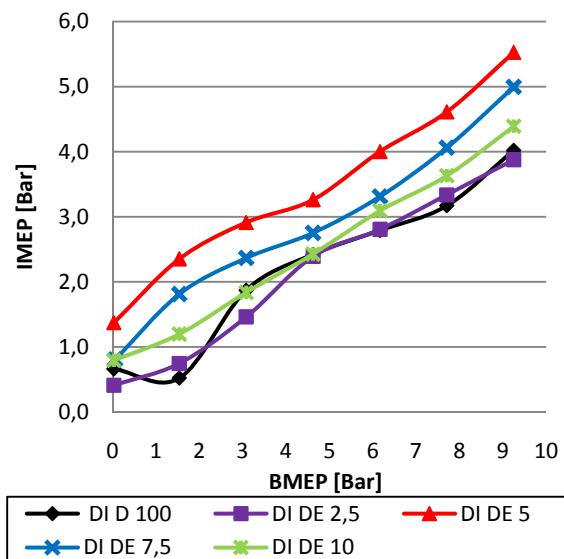
Gambar 3. Skema instalasi pengujian.

## III. HASIL DAN PEMBAHASAN

### A. Perbandingan IMEP (*indicated mean effective pressure*)

*Indicated mean effective pressure* atau tekanan efektif rata-rata indikasi adalah tekanan rata-rata yang terukur pada piston dari sebuah motor pembakaran dalam untuk setiap siklusnya. Dalam eksperimen ini tekanan IMEP yang disajikan merupakan rata-rata pengukuran untuk 100 siklus pembakaran pada motor diesel. Tekanan ini dapat menggambarkan prestasi mesin secara ideal tanpa terpengaruh oleh adanya rugi-rugi dari faktor lain. Gambar 4 menunjukkan grafik perbandingan nilai IMEP terhadap nilai *break mean effective pressure* (BMEP) antara motor diesel berbahan bakar solar yang dibandingkan dengan bahan bakar campuran etanol pada persentase etanol 2,5%, etanol 5%, etanol 7,5% dan etanol 10%.

Nilai IMEP cenderung naik sampai batas campuran tertentu (etanol 5%) dan kemudian turun kembali mendekati nilai IMEP motor diesel berbahan bakar solar. Nilai IMEP tertinggi didapatkan pada campuran bahan bakar dengan persentase etanol 5% (DE5) kemudian diikuti bahan bakar dengan campuran etanol sebesar 7,5 % (DE7,5), sedangkan ketiga grafik lainnya memiliki kecenderungan nilai yang sama.

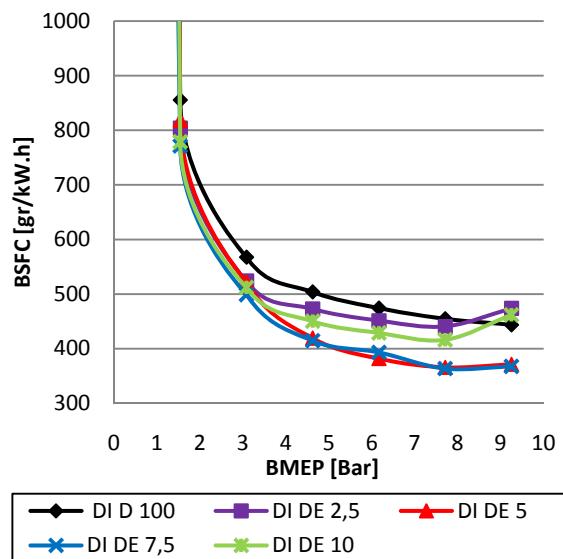


Gambar 4. Karakteristik IMEP terhadap BMEP.

Berdasarkan penelitian sebelumnya yang dilakukan oleh Rekswardojo dkk [20], di mana persentase campuran yang sama juga telah diujikan pada motor diesel jenis injeksi tidak langsung menunjukkan bahwa pada campuran etanol 5% didapatkan kestabilan tekanan ruang bakar yang baik jika dibandingkan dengan rasio campuran lainnya. Hal ini mengindikasikan bahwa pada campuran ini pembakaran yang terjadi di dalam ruang bakar cenderung lebih sempurna dan pada waktu yang relatif tepat. Penambahan etanol pada solar akan memperlambat waktu penyalaan namun juga akan memperpendek durasi pembakaran.

### B. Perbandingan konsumsi bahan bakar – brake specific fuel consumption (BSFC)

*Brake specific fuel consumption* atau konsumsi bahan bakar spesifik merupakan salah satu indikator untuk mengetahui prestasi motor bakar. BSFC adalah laju pemakaian bahan bakar



Gambar 5. Karakteristik BSFC terhadap BMEP.

dibagi daya setiap jamnya atau jumlah bahan bakar yang diperlukan untuk menghasilkan satu satuan daya dalam setiap satu-satuuan waktu. Perbandingan BSFC hasil uji terhadap unjuk kerja motor diesel berbahan bakar diesel murni, campuran etanol DE2,5, DE5, DE7,5 dan DE10 ditampilkan dengan grafik pada Gambar 5.

Hasil pengujian menunjukkan bahwa BSFC tertinggi didapatkan pada motor diesel berbahan bakar solar murni dan BSFC terendah didapatkan dari motor diesel berbahan bakar campuran solar dengan etanol pada rasio perbandingan etanol 5% (DE5) dan etanol 7,5% (DE7,5). Pada persentase campuran etanol yang lebih tinggi (DE10) konsumsi bahan bakar persatuan waktu akan meningkat kembali. Hal ini menunjukkan bahwa campuran optimal berada pada kisaran 5% etanol sampai etanol 7,5%.

Rendahnya konsumsi bahan bakar spesifik pada campuran etanol 5% dan 7,5% disebabkan oleh beberapa hal di antaranya adalah:

1. Tingginya nilai panas spesifik etanol, dibandingkan dengan solar [21],
2. Etanol pada perbandingan tertentu dapat memperpendek durasi pembakaran yang secara signifikan akan meningkatkan tekanan dalam ruang bakar,
3. Waktu penyalaan yang tepat, sehingga pada fase pembakaran difusi (*diffusion burning period*) hampir semua campuran bahan bakar terbakar dengan sempurna dan sebagai akibatnya pada fase akhir pembakaran (*after burning period*) hanya tersisa sedikit sekali bahan bakar yang tidak terbakar [22].

### C. Perbandingan Nilai Lambda ( $\lambda$ )

Pada eksperimen ini, penambahan rasio persentase etanol dalam solar akan meningkatkan

Tabel 2  
Spesifikasi bahan bakar.

Karakteristik	Solar HSD	Etanol
Formula kimia [24]	C <sub>3</sub> - C <sub>25</sub>	C <sub>2</sub> H <sub>5</sub> OH
Berat molekul [24]	≈200	46,7
Komposisi [24]		
Karbon (C)	84-87	52,5
Hidrogen (H)	16-33	13,1
Oksigen (O <sub>2</sub> )	0	34,7
Nilai setana	45 [25]	0-9 [8,11]
Nilai oktana	N/A [24]	100 [24]
Lower Heating Value [MJ/kg]	42,5 [19]	28,4 [19]
Densitas [kg/m <sup>3</sup> @ 20 °C]	815 [25]	786 [19]
Viskositas [mm <sup>2</sup> /sec @ 40°C]	2,0 [25]	1,412 [26]
Titik nyala [°C]	60 [25]	12,778 [27]
AFR [24]	14,7	9

nilai lambda sampai batas rasio tertentu sehingga campuran menjadi semakin miskin. Peningkatan nilai lambda rata-rata terhadap tiap tingkat pembebanan pada rasio campuran etanol 2,5% (DE2,5), 5% (DE5), 7,5% (DE7,5) dan 10% (DE10) berturut-turut mencapai 0,40%, 15,34%, 19,72%, dan 5,44% jika dibandingkan dengan nilai lambda yang dihasilkan dari pembakaran solar murni. Peningkatan maksimum nilai lambda rata-rata terjadi pada nilai BMEP 4,625 yaitu sebesar 17,5% untuk semua rasio campuran dibandingkan dengan solar murni (D100).

Pada rasio campuran etanol 2,5% (DE2,5) nilai lambda berkisar antara 1,108 sampai 4,064. Pada rasio campuran etanol 5% (DE5) nilai lambda berkisar antara 0,844 sampai 4,254, DE7,5 berkisar antara 1,166 sampai 4,527, dan pada rasio campuran etanol 10% (DE10) berkisar antara 0,886 sampai 4,414. Meningkatnya nilai lambda menunjukkan bahwa campuran bahan bakar-udara menjadi semakin miskin. Analisis nilai lambda dengan nilai IMEP menunjukkan bahwa rasio campuran etanol 5% merupakan titik optimal di mana nilai IMEP dan nilai lambda mencapai titik maksimum. Proses pembakaran sempurna ditandai dengan tingginya nilai IMEP, sedangkan nilai optimal penggunaan bahan bakar ditandai dengan nilai lambda yang tinggi, sehingga untuk menghasilkan satu satuan daya tertentu dibutuhkan jumlah bahan bakar yang sedikit yang artinya konversi energi menjadi kerja maksimum. Meningkatnya kesempurnaan proses pencampuran bahan bakar-udara dan proses pembakaran akan meningkatkan unjuk kerja motor uji.

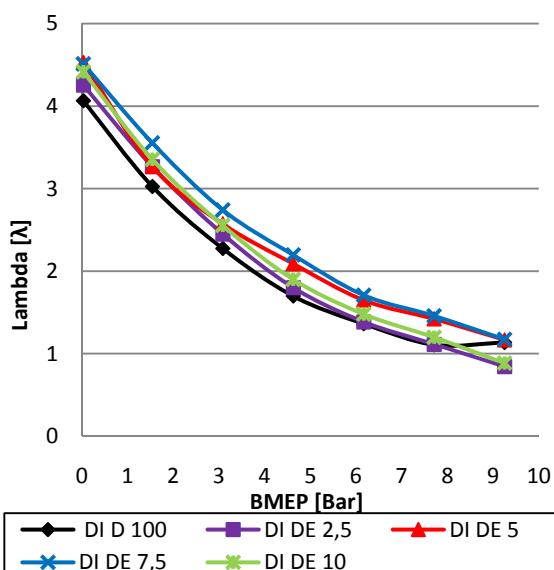
Kecenderungan meningkatnya nilai lambda yang dihasilkan oleh motor *diesel direct injection* menunjukkan bahwa proses pembakaran akan

mencapai titik optimal pada rasio campuran etanol 7,5% (DE7,5).

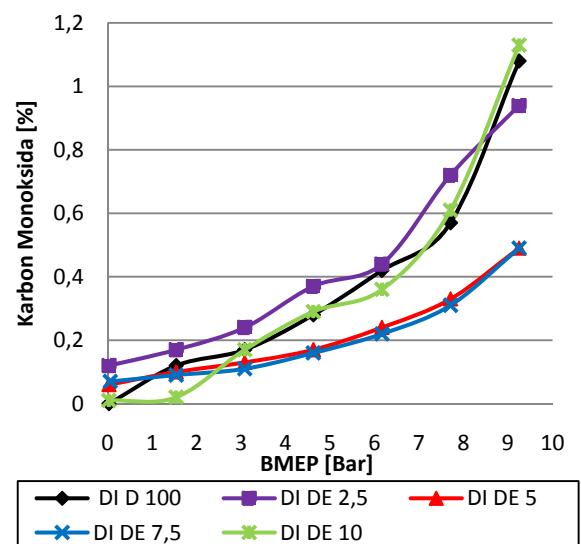
#### D. Perbandingan Emisi Karbon Monoksida (CO)

Gambar 7 menunjukkan perbandingan grafik emisi CO terhadap beban antara motor diesel berbahan bakar solar murni (D100), rasio campuran DE2,5, DE5, DE7,5, dan DE10. Semakin besar persentase emisi CO yang dihasilkan menunjukkan bahwa pembakaran yang terjadi tidak sempurna sehingga bahan bakar yang tidak terbakar akan membentuk emisi CO. Meskipun motor diesel beroperasi dengan sistem tanpa pencekikan (*throttleless*), dan diyakini jumlah udara yang masuk ke dalam ruang bakar tercukupi, namun ketidaksempurnaan pembakaran ini dapat terjadi karena pencampuran bahan bakar dengan udara dilakukan pada waktu yang sangat singkat, sehingga menyebabkan sebagian dari bahan bakar tidak dapat berikatan dengan udara secara sempurna untuk kemudian terbakar di dalam ruang bakar. Pada bahan bakar jenis *oxygenated fuel* di mana tiap ikatan kimianya telah mengandung oksigen seperti biodiesel ataupun etanol, proses pencampuran antara bahan bakar dengan udara cenderung lebih mudah. Sifat inilah yang menjadi salah satu keuntungan pemanfaatan bahan bakar nabati pada motor bakar.

Pada penelitian ini emisi karbon monoksida terendah didapatkan pada campuran DE5 dan DE7,5. Sementara pada campuran yang lebih tinggi (DE10), meskipun secara logika dapat dipastikan bahwa bahan bakar akan dapat berikatan secara sempurna dengan udara, namun karena penambahan bahan bakar jenis *oxygenated fuel* dengan nilai setara rendah secara



Gambar 6. Karakteristik lambda [ $\lambda$ ] terhadap BMEP.



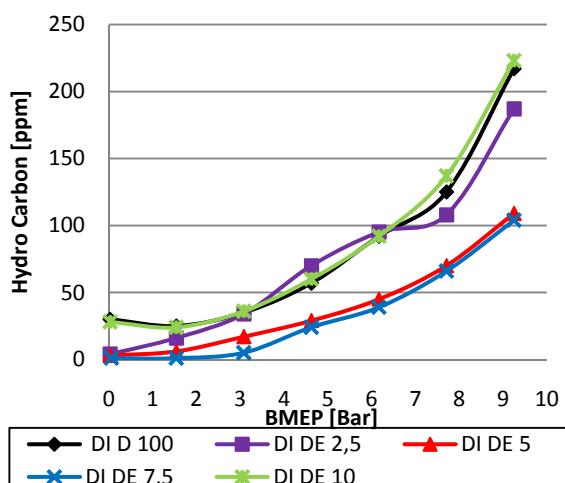
Gambar 7. Karakteristik emisi karbon Monoksida (CO) terhadap BMEP.

signifikan akan memperlambat waktu penyalaman, maka sebagian besar campuran bahan bakar dengan udara baru terbakar pada fase akhir pembakaran (*after burning period*) di mana piston sudah melakukan langkah ekspansi. Terbakarnya campuran bahan bakar pada fase akhir pembakaran akan membuat pembakaran yang terjadi menjadi tidak sempurna.

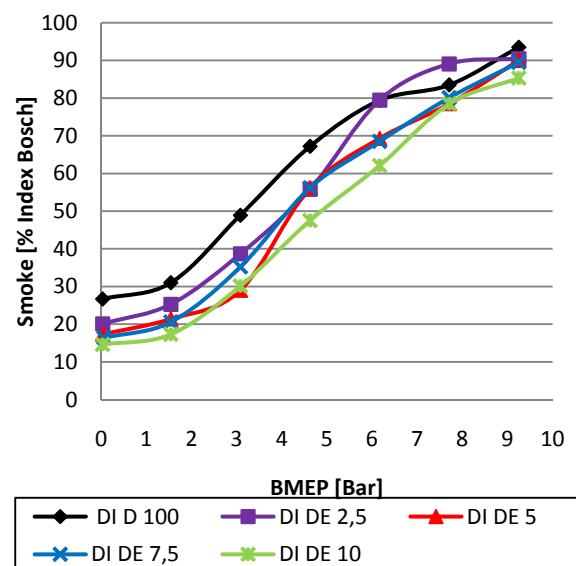
### E. Perbandingan Emisi Hydro Carbon (HC)

Perbandingan jumlah HC antara mesin diesel berbahan bakar solar (D100), rasio campuran solar-ethanol DE2,5, DE5, DE7,5 dan DE10 ditampilkan pada Gambar 8. Grafik menunjukkan kecenderungan yang sama di mana nilai kandungan emisi HC pada campuran solar-ethanol dengan persentase 5% (DE5) dan 7,5% (DE7,5) cenderung lebih rendah jika dibandingkan dengan rasio campuran lainnya. Besarnya emisi HC disebabkan oleh proses pencampuran antara bahan bakar dengan udara yang tidak sempurna sehingga menyebabkan campuran bahan bakar dengan udara tersratifikasi mulai dari campuran yang miskin sampai campuran kaya dengan butiran-butiran (*droplet*) bahan bakar yang besar. Umumnya emisi HC terbentuk pada wilayah campuran sempurna dan wilayah campuran yang terbentuk sebelum penyalaman sehingga ada sedikit campuran bahan bakar dengan udara yang keluar dari ruang bakar atau pada saat di mana bahan bakar diinjeksikan dengan kecepatan yang rendah dan proses pencampuran terjadi pada saat mendekati akhir pembakaran.

Pada kasus ini, penambahan etanol pada solar dapat memperbaiki proses pencampuran antara bahan bakar dengan udara. Emisi HC yang dihasilkan dari campuran solar-ethanol cenderung sama atau lebih rendah dari motor diesel yang menggunakan solar murni. Meningkatnya emisi HC pada campuran solar-ethanol dengan



Gambar 8. Karakteristik emisi HC terhadap beban (BMEP).



Gambar 9. Karakteristik tingkat kepekatan emisi gas buang terhadap beban (BMEP).

persentase 10% (DE10) disebabkan campuran bahan bakar dengan udara di dalam ruang bakar menjadi semakin miskin dibandingkan dengan persentase campuran lain.

### F. Perbandingan Kepelatan Emisi Gas Buang (Smoke)

Perbandingan tingkat kepekatan emisi gas buang (*smoke*) antara motor diesel berbahan bakar solar murni, campuran solar-ethanol DE2,5, DE5, DE7,5, dan DE10 ditampilkan pada Gambar 9. Nilai persentase *smoke* tertinggi dihasilkan oleh motor diesel berbahan bakar solar murni dan persentase *smoke* terendah didapatkan dari motor diesel dengan bahan bakar campuran solar-ethanol dengan persentase 10% (DE10).

Besarnya penurunan tingkat kepekatan gas buang (*smoke*) mencapai 22% jika dibandingkan dengan *smoke* yang dihasilkan motor diesel berbahan bakar solar. Rendahnya nilai *smoke* pada motor diesel yang beroperasi dengan campuran solar-ethanol disebabkan karena etanol merupakan bahan bakar dengan ikatan karbon pendek sehingga lebih mudah terurai dan berikatan dengan udara di dalam ruang bakar. Selain itu kandungan oksigen pada etanol yang mencapai 35% sangat membantu dalam pembentukan campuran bahan bakar-udara menjadi lebih homogen.

## IV. PENUTUP

### A. Kesimpulan

Unjuk kerja motor diesel terbaik ditunjukkan pada penggunaan campuran solar dengan etanol 5%. Campuran solar dengan etanol 5% (DE5)

akan meningkatkan unjuk kerja motor diesel yang diukur dari peningkatan nilai IMEP mencapai 48% mereduksi tingkat kebutuhan bahan bakar rata-rata (BSFC) mencapai 9,5%.

Dari sisi emisi gas buang, penggunaan etanol sebagai bahan bakar suplemen pada motor diesel konvensional secara signifikan akan menurunkan emisi CO rata-rata mencapai 37%, menurunkan emisi HC rata rata mencapai 44%, dan menurunkan tingkat kepekatan gas buang (*smoke*) rata rata mencapai 15,9%.

## B. Saran

Berikut beberapa saran yang perlu diperhatikan dalam pemanfaatan etanol sebagai bahan bakar alternatif.

1. Etanol merupakan salah satu bahan bakar alternatif yang potensial untuk dikembangkan sebagai bahan bakar tambahan (suplemen) pada motor diesel injeksi langsung.
2. Perlu dilakukan penelitian komprehensif pemanfaatan etanol sebagai bahan bakar penambah pada solar karena meskipun etanol sudah memiliki spesifikasi *fuel grade* namun karena sifat etanol yang cenderung mengikat air pada udara maka akan mempengaruhi kualitas bahan bakar.
3. Perlu dilakukan uji ketahanan (*durability*) untuk melihat pengaruh penggunaan campuran solar-etanol pada motor diesel dalam jangka panjang karena sifat pelumasan (*lubrication*) etanol yang rendah.

## UCAPAN TERIMA KASIH

Ucapan terima kasih dan penghargaan yang setinggi-tingginya kami sampaikan kepada Pusat Penelitian Tenaga Listrik dan Mekatronik-LIPI atas pembiayaan penelitian ini melalui proyek Kompetitif LIPI Tahun Anggaran 2011-2012, kepada Bapak Ahmad Dimyani dan Saudara Mulia Pratama yang telah mendukung terlaksananya penelitian ini.

## REFERENSI

- [1] I.K. Reksowardojo, T.H. Soerawidjaja, "Key Energy Technologies for a Sustainable Future," The 1<sup>st</sup> International Workshop on Renewable and Energy Conservation (REEC 2009), Ho Chi Minh City, Vietnam, 2009.
- [2] Hsu. B.D, "Practical Diesel-Engine Combustion Analysis," Society of Automotive Engineers, Inc, ISBN: 0-7680-0914-6., 2002, pp. 1 - 10.
- [3] Y. Icingur, D. Altiparmak, "Experimental Analysis of the Effect of Fuel Injection Pressure and Cetane Number on Direct Injection Diesel Engine Emissions," *Turkish J. Eng. Env. Sci* 27, ©TUBITAK, 2001, pp. 291 – 297.
- [4] Safgönül. B, "Reciprocating Engines-Volume 1," ITÜ Makine Fakültesi, İstanbul, 1989.
- [5] Borat. O, Balci. M, Sürmen. A, "Internal Combustion Engines," G.Ü. Teknik Eğitim Fakültesi Matbaasi, Cilt 1, Ankara, 1994.
- [6] Lei, J. Shen, L. Bi, Y. Chen, H., "A Novel Emulsifier for Ethanol–Diesel Blends and its Effect on Performance and Emissions of Diesel Engine," *Fuel*, 93, 305-311, 2012.
- [7] Song. C, et al. "Carbonyl Compound Emissions from a Heavy-Duty Diesel Engine Fueled With Diesel Fuel and Ethanol–Diesel Blend," *Chemosphere* 79: 1033-1039, 2010.
- [8] Z. Guo, Tianrui Li, J. Dong, R. Chen, Peijun Xue, X. Wei, "Combustion and Emission Characteristics of Blends of Diesel Fuels and Methanol-to-Diesel," *Fuel*, 90, 1305-1308, 2011.
- [9] J. Huang, Y. Wang, Li. S, A.P. Roskilly, Yu. H, Li. H, "Experiment Investigation on the Performance And Emission of a Diesel Engine Fuelled with Ethanol-Diesel Blends," *Applied Thermal Engineering*, 29, 2484-2490, 2009.
- [10] Kass. M.D, Thomas. J.F, Storey. J.M, Domingo. N, Wade. J, Kenreck. G, "Emission from a 5.9 Liter Diesel Engine Fueled with Ethanol Diesel Blends," *SAE Technical Paper* 2001-01-2018 (SP-1632), 2001.
- [11] Park S.H, Yun I.M, Lee C.S, "Influence of Ethanol Blends on the Combustion Performance and Exhaust Emission Characteristic of a Four-Cylinder Diesel Engine at Various Engine Loads and Injection Timings," *Fuel*, 90, 748-755, 2011.
- [12] Shen. L.Z, Yan.W.S, Bi. Y.H, Lei. J.L, "Performance comparison of Ethanol/Diesel Blends Mixed In Different Methods Of Diesel Engine," *J Combust Sci Technol*, 13: 389-392, 2007.
- [13] E.A. Ajav, Bachchan Sigh, T.K. Bhattacharya, "Experimental Study of Some Performance Parameter of a Constant Speed Stationary Diesel Engine Using Ethanol-Diesel Blends as Fuel," *Biomass & Bioenergy*, 14, 353-365, 1999.
- [14] D.C. Rakopoulos, C.D. Rakopoulos, R.G. Papagiannakis, D.C. Kyritsis, "Combustion Heat Release Analysis of Ethanol or n-Butanol Diesel Fuel Blends in Heavy Duty

- DI Diesel Engine," *Fuel*, 90, 1855-1867, 2011.
- [15] Lapuerta M, Armas. O, Herreros José M, "Emission from a Diesel-Bio-ethanol Blend in a Automotive Diesel Engine," *Fuel* 1, 25-31, 2008.
- [16] Ubner. M, Muller-Langer. F, "Biofuels Today and Tomorrow: Effects of Fuel Composition on Exhaust Gas Emissions," Accreditation and Quality Assurance 14, 685-691, 2009.
- [17] Ahmed. I, "Oxygenated Diesel: Emission and Performance Characteristic of Ethanol Diesel Blends in CI Engines," *SAE Tec Paper Ser. No. 2001-01-2475*, 2001.
- [18] Zhu L, Cheung C.S, Zhang W.G, Huang Z, "Combustion, Performance and Emission Characteristics of a DI Diesel Engine Fueled with Ethanol-Biodiesel Blends," *Fuel* 90, 1743-1750., Elsevier, 2011.
- [19] Lapuerta. M, Armas. O, R.G. Contreras, "Stability of Diesel-Ethanol Blends for use in Diesel Engines," *Fuel*, 86, 1351-1357, 2007.
- [20] I.K. Rekswardojo, Arifin Nur, W.B. Santoso, Y. Putrasari, "Statistical Analysis to Determine the Effect of Diesel-Ethanol Blending on Stationary IDI Diesel Engine Performance," *The 4<sup>th</sup> AUN/SEED-Net RC MeAe 2012, Proceeding* ISBN 978-604-73-0701-2, 2012.
- [21] Rakopoulos. D.C, Rakopoulos. C.D, Karakas. E.C, Giokoumis. E.G, "Effects of Ethanol-Diesel Fuel Blends on the Performance and Exhaust Emissions of Heavy Duty DI Diesel Engine," *Energy Conversion and Management* 49, 3155-3162, 2008.
- [22] Challen, B.Baranescu , R. "Diesel Engine Reference Book," 2<sup>nd</sup> Edition, Butterworth-Heinemann., ISBN: 0 7506 2176 1, 1999, pp. 1 – 89.
- [23] American Petroleum Institute (API), "Alcohol and Ethers," Publication No.4261, 2<sup>nd</sup> edition, July 1988
- [24] <http://www.pertamina.com/index.php/detail/read/minyak-solar>, diakses 12 Juli 2012.
- [25] "Laporan Hasil Analisis," No. Ref.0077-F/ULJAK/V/2011, Pusat Penelitian Kimia-LIPI, 2011.
- [26] "5. Alcohol and Cotton Oil as Alternative Fuels For Internal Combustion Engines," [www.fao.org/docrep/T4470E](http://www.fao.org/docrep/T4470E), diakses 04 Mei 2011.