

## Analisis Kinerja PLTD Dual-Fuel Di PT. Indonesia Power UBP Bali

I Gede Kusuma Putra<sup>1)\*</sup>, I Gusti Bagus Wijaya Kusuma<sup>2)</sup>,  
I Made Dwi Budiana Penindra<sup>2)</sup>

<sup>1)</sup>Jurusan Teknik Mesin, Fakultas Teknik, Universitas Udayana  
Kampus Bukit Jimbaran, Badung, Bali, Indonesia 80361

Email: [kputra431@gmail.com](mailto:kputra431@gmail.com), [igbwijayakusuma@unud.ac.id](mailto:igbwijayakusuma@unud.ac.id), [budiana\\_penindra@yahoo.com](mailto:budiana_penindra@yahoo.com)

doi: <https://doi.org/10.24843/METTEK.2019.v05.i01.p06>

### Abstrak

Penelitian kinerja PLTD *dual-fuel* berbahan bakar solar dan gas hasil gasifikasi bambu di PT. Indonesia Power UBP Bali ini bertujuan untuk mengetahui kemampuan bambu agar mampu mengurangi penggunaan bahan bakar solar yang kini ketersediaannya semakin menipis dengan menggunakan sistem *dual-fuel* pada pembangkit listrik tenaga diesel. Pengukuran dilakukan dengan mengukur laju alir udara pembakaran dengan bukaan 0%, 50% dan 100%, laju alir gas produser (*syngas*), konsumsi bahan bakar spesifik, dan daya genset, serta rasio beban listrik yang diberikan 0%, 10%, 20%, 30%, 40%, 50%, 60%, 70%, 80%, 90%, 100% dengan kapasitas genset 40 kW. Data yang didapatkan menunjukkan daya yang dihasilkan dari mode *dual-fuel* lebih besar yaitu 36,6 kW, dan konsumsi bahan bakar yang lebih sedikit yaitu 6,55 L/jam dengan 100% bukaan *valve* udara pembakaran. Substitusi penggunaan bahan bakar *syngas* terhadap bahan bakar solar mampu mengurangi total penggunaan bahan bakar solar sebesar 47,3%.

**Kata Kunci:** Syngas, Dual-fuel, PLTD, Biomassa Bambu.

### Abstract

*Research on the performance of dual-fuel diesel power plant with diesel fuel and bamboo gasification gas in PT. Indonesia Power UBP Bali aims to determine the ability of bamboo to be able to reduce the use of diesel fuel which is now the availability is running low, by using a dual-fuel system in a diesel power plant. Measurements were made by measuring the combustion air flow with openings of 0%, 50% and 100%, producer gas flow rate (syngas), specific fuel consumption, and generator power, and the ratio of electrical loads given 0%, 10%, 20%, 30%, 40%, 50%, 60%, 70%, 80%, 90%, 100%, with a generator capacity of 40 kW. The data obtained shows that the power produced from the dual-fuel mode is greater at 36.6 kW, and less fuel consumption of 6.55 L/h with 100% combustion air valve openings. The substitution for the use of syngas fuel for diesel fuel is able to reduce the total use of diesel fuel by 47.3%.*

**Keywords:** Syngas, Dual-fuel, Diesel Power Plant, Bamboo Biomass.

---

\* Penulis korespondensi,  
Email : [@gmail.com](mailto:kputra431@gmail.com).

## **1. PENDAHULUAN**

Indonesia adalah Negara berkepulauan terbesar di dunia yang memiliki keindahan dan kekayaan alam yang sangat melimpah. Dalam hal energi, tidaklah mudah untuk mengelola seluruh pulau-pulau tersebut terutama pulau-pulau terpencil. Dengan permasalahan tersebut diharapkan penggunaan PLTD akan sangat bermanfaat menjadi sumber energi listrik. Akan tetapi, seiring berkembangnya jaman ketersediaan bahan bakar fosil (solar) yang digunakan sebagai bahan bakar PLTD semakin hari semakin menipis.

Energi biomassa adalah sumber energi alternatif yang sangat potensial di Indonesia. Biomassa berasal dari tumbuhan. Kekayaan vegetasi yang dimiliki Indonesia meliputi di bidang kehutanan, pertanian, dan perkebunan menyebabkan melimpahnya sumber energi biomassa, baik berbentuk bahan baku ataupun limbah. Salah satu tumbuhan yang potensial yaitu bambu.

PT. Indonesia Power Unit Bisnis Pembangkitan Bali mengembangkan pembangkit PLTD yang bekerja menggunakan dua bahan bakar (*dual fuel*), yakni minyak solar dan gas hasil gasifikasi biomassa. Karena masih dalam tahap pengembangan, maka diperlukan penelitian intensif terkait daya yang dihasilkan dari *dual-fuel* tersebut.

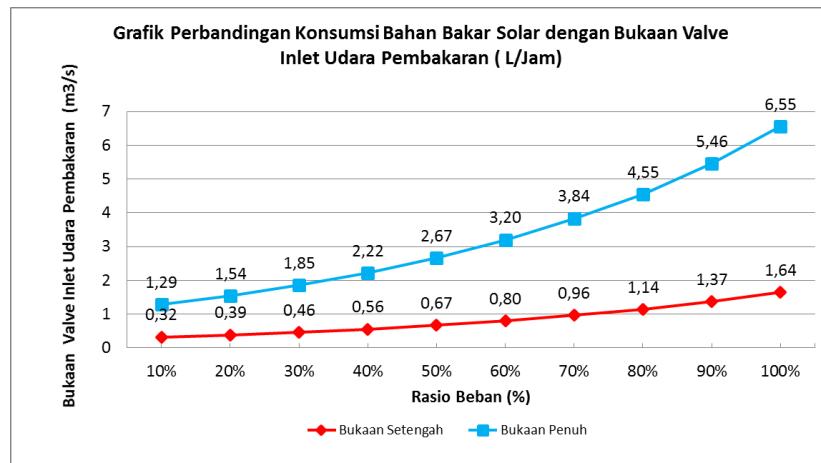
Bambu merupakan salah satu tumbuhan yang paling banyak ditemukan di Indonesia. Hampir di seluruh daerah di Indonesia terdapat bambu. Karena melimpahnya ketersediaan bambu dan nilai kalor yang dimiliki berkisar 4005,84-4327,30 kkal/kg, maka sangat cocok untuk menggunakan bambu sebagai bahan baku biomassa terutama untuk daerah kepulauan yang kesulitan dalam listrik tetapi memiliki sumber daya alam berupa bambu atau limbah bambu yang mencukupi.

## **2. METODE**

Pengambilan data dilakukan dengan melakukan pengujian pada mesin diesel dalam mode *single-fuel* yang dimana hanya menggunakan bahan bakar solar pada saat beroperasi dengan bukaan *valve inlet* udara pembakaran 100%. Data yang didapat pada mode *single-fuel* adalah daya yang dihasilkan, laju alir udara pembakaran, dan konsumsi bahan bakar spesifik. Setelah melakukan pengujian pada mesin diesel dengan mode *single-fuel*, dilanjutkan melakukan pengujian pada mode *dual-fuel* dengan bukaan *valve inlet* udara pembakaran 0%, 50%, dan 100% yang menghasilkan data laju alir udara gas produser (*syngas*), daya genset, dan konsumsi bahan bakar spesifik. Pada setiap mode pengujian dipengaruhi dengan pemberian beban listrik 0%, 10%, 20%, 30%, 40%, 50%, 60%, 70%, 80%, 90%, 100%. Sehingga dapat diperoleh perbandingan *performance* dari mode *single-fuel* dengan mode *dual-fuel*.

## **3. HASIL DAN PEMBAHASAN**

Hasil pengujian kinerja mesin diesel *single-fuel* di PT. Indonesia Power UBP Bali mendapatkan data laju alir gas produser, konsumsi bahan bakar spesifik solar dan biomassa bambu, dan daya *output* mesin diesel dengan bukaan 0%, 50%, dan 100% *valve inlet* udara pembakaran. Data hasil pengujian tersebut dapat dilihat pada grafik perbandingan dan grafik hubungan di bawah ini:



Gambar 1.Grafik perbandingan konsumsi bahan bakar solar dengan bukaan *valve inlet* udara pembakaran

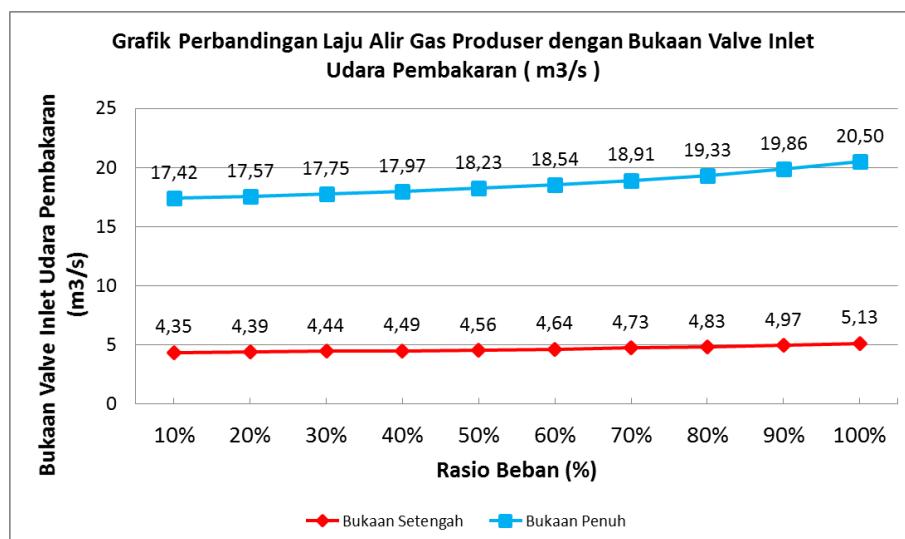
$$Konsumsi\ solar = berat\ awal - berat\ akhir \quad (1)$$

$$1. \ Konsumsi\ solar = 17,621 - 17,442 = 0,179 \frac{kg}{10m}$$

$$2. \ Konsumsi\ solar = 17,410 - 17,213 = 0,197 \frac{kg}{10m}$$

$$Konsumsi\ rata - rata = \frac{0,179 - 0,197}{2} \times 6 = \frac{0,376}{2} \times 6 = 0,188 \frac{kg}{10m} \times 6 = 1,13 \frac{kg}{h}$$

$$Konversi\ ke\ liter = 1,13 : 0,878 = 1,29 \frac{l}{h}$$



Gambar 2.Grafik perbandingan laju alir gas produser dengan bukaan *valve inlet* udara pembakaran

$$\dot{m} = \rho \cdot v \cdot A \quad (2)$$

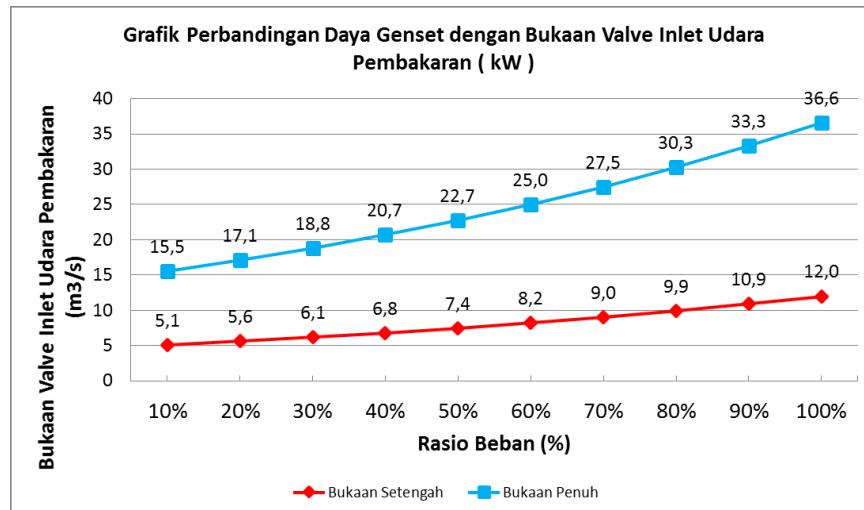
$$\rho = 1,2 \text{ m}^3/\text{s}$$

$$v = \frac{m}{s} = \frac{2,11}{0,28} = 7,4 \frac{m}{s}$$

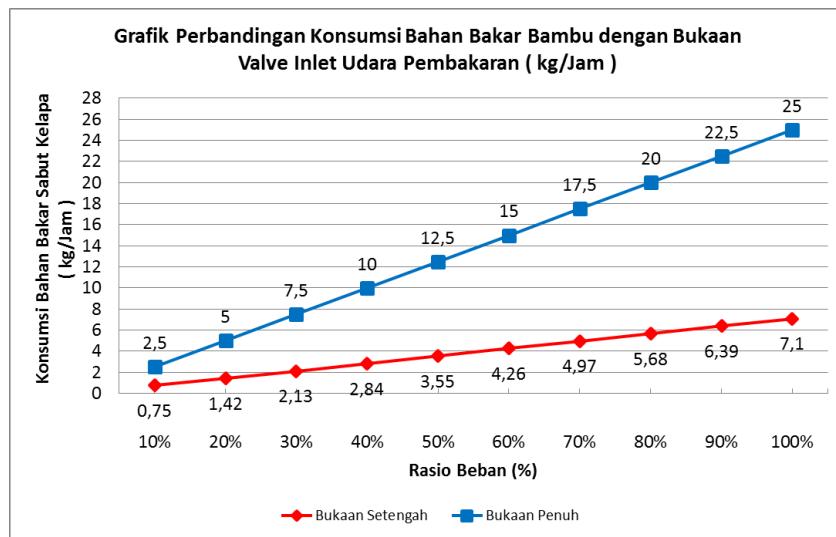
$$A = \pi \cdot r^2 = 3,14 \times 0,0125^2 \text{ m} = 0,00049 \text{ m}^2$$

$$\dot{m} = 1,2 \frac{\text{m}^3}{\text{s}} \cdot 7,4 \frac{\text{m}}{\text{s}} \cdot 0,00049 \text{ m}^2$$

$$= 4,35 \times 10^3 \text{ m}^3/\text{s}$$



Gambar 3. Grafik perbandingan daya genset dengan bukaan *valve inlet* udara pembakaran



Gambar 4. Grafik perbandingan konsumsi bakar biomassa bambu dengan bukaan *valve inlet* udara pembakaran

Berdasarkan grafik perbandingan di atas, dapat dilihat bahwa konsumsi biomassa bambu akan meningkat seiring dengan penambahan rasio beban yang diberikan. Konsumsi terbanyak terletak pada bukaan penuh *valve inlet* udara pembakaran

dibandingkan dengan bukaan setengah *valve inlet* udara pembakaran. Untuk memperoleh data konsumsi bahan bakar biomasa bambu dapat digunakan persamaan sebagai berikut:

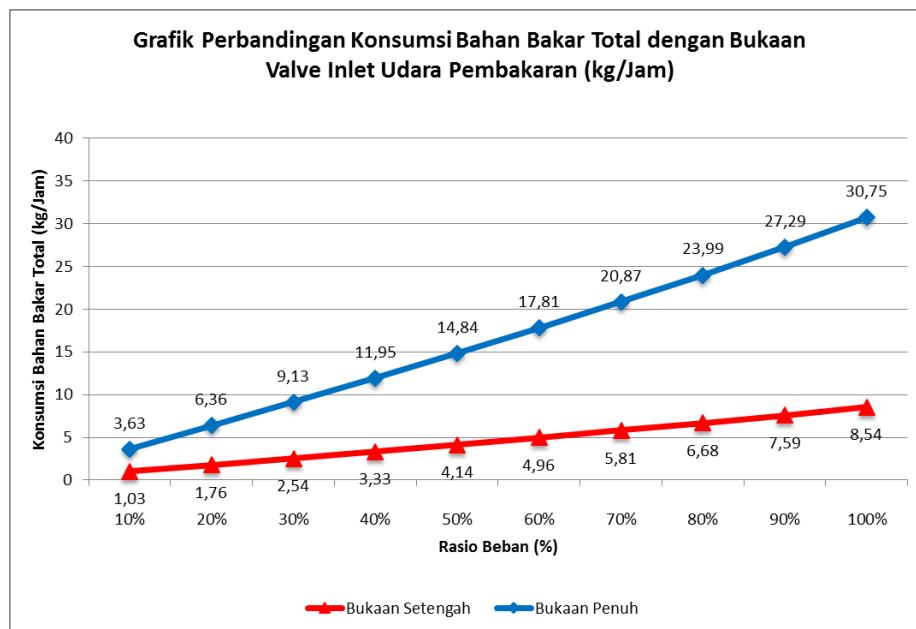
$$Konsumsi \ biomassa = \frac{\text{biomassa yang digunakan (kg)}}{\text{Operasi Genset (menit)}} \quad (3)$$

- Perhitungan saat Bukaan Setengah:

$$Konsumsi \ biomassa = \frac{25 \text{ (kg)}}{211 \text{ (menit)}} = 0,118 \frac{\text{kg}}{\text{menit}} = 7,1 \frac{\text{kg}}{\text{jam}}$$

- Perhitungan saat Bukaan Penuh

$$Konsumsi \ biomassa = \frac{83,5 \text{ (kg)}}{200 \text{ (menit)}} = 0,417 \frac{\text{kg}}{\text{menit}} = 25 \frac{\text{kg}}{\text{jam}}$$



Gambar 5. Perbandingan konsumsi bahan bakar total dengan bukaan *valve inlet* udara pembakaran

Pada gambar 5 menunjukkan bahwa selisih konsumsi bahan bakar total antara bukaan penuh dengan bukaan setengah *valve inlet* udara pembakaran adalah 118,79 kg/jam yang dimana untuk mendapatkan data konsumsi bahan bakar total dapat digunakan persamaan sebagai berikut:

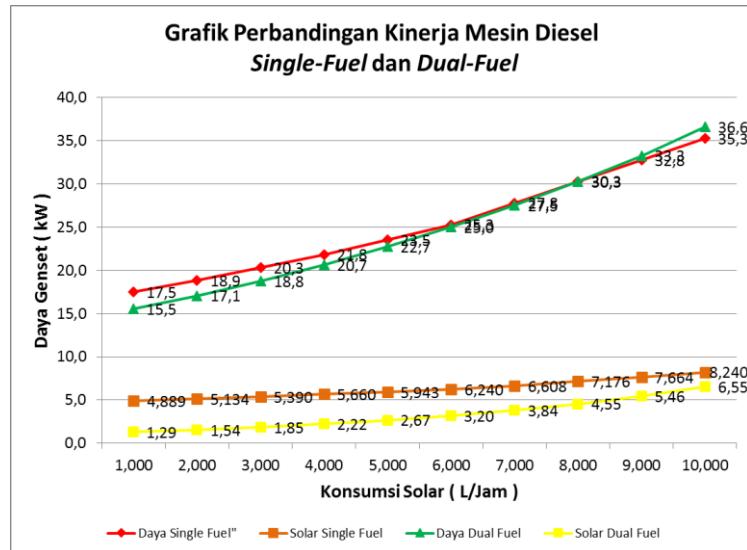
$$Konsumsi \ BB \ total = konsumsi \ solar \ (kg) + konsumsi \ biomasa \ (kg) \quad (4)$$

- Contoh perhitungan bukaan setengah *valve inlet* udara pembakaran pada rasio beban 10%:

$$Konsumsi \ BB \ total = 0,282 \ (kg) + 0,75 \ (kg) = 1,03 \ kg/jam$$

- Contoh perhitungan bukaan penuh *valve inlet* udara pembakaran pada rasio beban 10%:

$$\text{Konsumsi BB total} = 1,130 \text{ (kg)} + 2,5 \text{ (kg)} = 3,63 \text{ kg/jam}$$



Gambar 6. Grafik perbandingan kinerja mesin diesel *single-fuel* dan *dual-fuel*

Pada gambar di atas menunjukkan kinerja mesin diesel dengan mode *single-fuel* mampu menghasilkan daya *output* sebesar 35,3 kW dengan konsumsi dw solar 8,240 l/jam pada bukaan *valve inlet* udara pembakaran 100%. Sedangkan kinerja pada mesin diesel dengan mode *dual-fuel* mampu menghasilkan daya *output* sebesar 36,6 kW dengan konsumsi solar 6,552 l/jam pada bukaan *valve inlet* udara pembakaran 100%. Dengan demikian kinerja mesin diesel pada mode *dual-fuel* mampu menekan penggunaan bahan bakar solar sebanyak 1,688 l/jam dan mampu menghasilkan daya *output* yang lebih besar yaitu 36,6 kW sedangkan pada *single-fuel* yaitu 35,3 kW.

Dari data grafik diatas dapat diperoleh persentase substitusi gas hasil gasifikasi biomassa bambu terhadap bahan bakar solar, sebagai berikut:

$$\text{Substitusi BB Syngas} = \frac{BB_t \text{ single fuel} - BB_t \text{ dual fuel}}{BB_t \text{ single fuel}} \times 100\% \quad (5)$$

$$\text{Substitusi bb syngas} = \frac{62,944 - 33,17}{62,944} \times 100\% = 47,3\%$$

#### 4. SIMPULAN

Gas hasil gasifikasi biomassa bambu yang digunakan pada mesin diesel dengan mode *dual-fuel* mampu menekan penggunaan bahan bakar solar sebanyak 1,688 l/jam dan mampu menghasilkan daya *output* sebesar 36,6 kW yang dimana 1,3 kW lebih besar dari daya *output* mesin diesel pada mode *single-fuel*. Untuk substitusi penggunaan bahan bakar *syngas* terhadap solar mampu mengurangi total penggunaan bahan bakar solar sebesar 47,3%.

#### DAFTAR PUSTAKA

- [1] [Arhamsyah, 2010. Pemanfaatan Biomassa Kayu Sebagai Sumber Energi Terbarukan. Jurnal Riset Industri Hasil Hutan, Volume 2, Nomor 1, Halaman 42-48.
- [2] D Pakiti et al, 2016. Analisis Konsumsi Bahan Bakar Pembangkit Listrik Tenaga Diesel Dengan Substitusi Gasifikasi Sabut Kelapa.
- [3] Firman M dan Sihaloho R, 2018. Perancangan Pembangkit Listrik Tenaga Biomassa Berbahan Bakar Bambu Kapasitas 700kW Di Kepulauan X. Seminar Nasional Teknologi 2018, P-ISSN: 2615-1561, E-ISSN: 2615-1553.
- [4] Zainuddin M et al, 2017. Analisis Efisiensi Gasifikasi Pada Pembangkit Listrik Tenaga Biomassa (PLTBM) Tongkol Jagung Kapasitas 500 KW Di Kabupaten Gorontalo. Jurnal Sains, Teknologi dan Industri, Volume 14, Nomor 2, Halaman 192-198.
- [5] Susanto H, 2010, “Sekilas Tentang Teknologi Gasifikasi”, <http://esptk.fti.itb.ac.id/herri/index.html>. (13 September 2018).
- [6] Suliono et al, 2017. Studi Karakteristik Reaktor Gasifikasi Type Downdraft Serbuk Kayu Dengan Variasi Equivalensi Ratio. Jurnal Teknologi Terapan, Volume 3, Nomor 2, ISSN 2477-3506.
- [7] Hidayat A, 2014. Karakterisasi Proses Gasifikasi Biomassa Pada Reaktor Downdraft Sistem Batch Dengan Variasi Air Fuel Ratio (AFR) Dan Ukuran Biomassa.
- [8] Najib L danDarsopuspito S, 2012. Karakterisasi Proses Gasifikasi Biomassa Tempurung Kelapa Sistem Downdraft Kontinyu Dengan Variasi Perbandingan Udara-Bahan Bakar (AFR) Dan Ukuran Biomassa. JurnalTeknik ITS, Volume 1, Nomor 1, ISSN: 2301-9271
- [9] Rizkal A danSudarmanta B, 2016. Karakterisasi Unjuk Kerja Diesel Engine Generator Set Sistem Dual Fuel Solar-Syngas Hasil Gasifikasi Briket Municipal Solid Waste (MSW) Secara Langsung. Jurnal Teknik ITS, Volume 5, Nomor 2, ISSN: 2337-3539 (2301-9271 Print).
- [10] Subroto, 2017. Kinerja Tungku Gasifikasi Downdraft Continue Bahan Bakar Sekam Padi. Jurnal Ilmiah Teknik Mesin, Volume 18, Nomor 1, Halaman 24-33.
- [11] Suyitno, 2009. Energi Dari Biomassa: Potensi, Teknologi, Strategi. Seminar Nasional EnergiTerbarukan Di FMIPA UNS, Surakarta.