

ANALISIS KEGAGALAN SOOTBLOWER TERHADAP PERPINDAHAN PANAS DI PIPA BOILER

Nurul Chandra Purnama

Program Studi Teknik Mesin, Fakultas Teknik, Universitas Mercu Buana Jakarta

E-mail: chandra6564@gmail.com

Abstrak-- Kementerian Energi dan Sumber Daya Mineral (ESDM) menyebut konsumsi listrik nasional saat ini masih terbilang mini, yaitu seperempat dari indikator negara maju di dunia. Dengan angka 956 per Kilowatt-hour (kWh) per kapita, konsumsi listrik Indonesia baru mencapai 23,9 persen dari konsumsi listrik negara maju sebanyak 4 ribu kWh per kapita. Salah satu komponen utama pada sistem pembangkit adalah boiler. Uap hasil produksi Boiler ini digunakan untuk memutar turbine yang akan menggerakkan generator guna menghasilkan listrik. Sootblower merupakan peralatan penunjang pada boiler yang berfungsi untuk membersihkan jelaga. Oleh karena itu peranan sootblower sangat penting dalam menjaga effisiensi boiler. Tujuan dari dilakukan analisis ini adalah mampu mengidentifikasi penurunan perpindahan panas yang terjadi pada pipa boiler, mengidentifikasi faktor penyebab kegagalan pada Sootblower, mengurangi energi yang terbuang akibat pengoperasian Sootblower. Metode penelitian untuk melakukan pelaksanaan analisis sootblower ini terdiri atas berbagai bagian, antara lain: studi literatur, proses pengumpulan data, kemudian data diolah dan dilakukan analisis guna mengetahui penyebab kegagalan pada sootblower. Hasil dari analisis kegagalan pada sootblower ini didapatkan bahwa sootblower gagal beroperasi karena ada masalah pada lance tube yang sering bengkok sehingga mempengaruhi proses perpindahan panas di pipa boiler, oleh sebab itu di rekomendasikan untuk penggantian material lance tube dari carbon steel A105 dengan defleksi 1,1 m menjadi chrome moly (AISI 4130) dengan defleksi 1,05 cm dan dilakukan perawatan sootblower lebih baik dan rutin lagi.

Kata Kunci: Sootblower, boiler, lance tube, thermal expansion

1. PENDAHULUAN

Kementerian Energi dan Sumber Daya Mineral (ESDM) menyebut konsumsi listrik nasional saat ini masih terbilang mini, yaitu seperempat dari indikator negara maju di dunia. Dengan angka 956 per Kilowatt-hour (kWh) per kapita, konsumsi listrik Indonesia baru mencapai 23,9 persen dari konsumsi listrik negara maju sebanyak 4 ribu kWh per kapita, Hal ini diungkapkan oleh Gumelar Galih (2015).

Sootblower merupakan peralatan penunjang pada boiler yang berfungsi untuk membersihkan jelaga/kerak/abu yang menempel pada permukaan pipa-pipa wall tube (Dinding Dapur), superheater, reheater, economiser, dan air heater (Pemanas Udara). Proses perpindahan panas kurang efektif apabila adanya jelaga yang menempel pipa-pipa air atau elemen pada air heater. Oleh karena itu peranan sootblower sangat penting dalam menjaga effisiensi boiler. Dalam pengoperasianya sootblower sering mengalami banyak gangguan. Gangguan tersebut sering berakibat pada meningkatnya temperatur keluar dari boiler semakin meningkat, hal tersebut dapat berpengaruh effisiensi boiler dan berdampak pada lingkungan yang akan mengakibatkan hujan asam apabila temperatur keluaran boiler terlalu tinggi. Untuk itu sangat dibutuhkan sootblower untuk membantu penyerapan panas pada pipa boiler. Dengan mengetahui penyebab gangguan, maka penanganan peralatan soot blower baik dari sisi

mekanik, elektrik, dan juga instrument control baik secara operasi, perawatan, maupun secara design diharapkan dapat di atasi secara tepat. Berdasarkan Latar Belakang tersebut analisis kegagalan sootblower harus diketahui, diharapkan dengan melakukan analisis tersebut dapat meningkatkan proses perpindahan panas dan effisiensi Boiler sehingga mendapat hasil yang optimal

2. METODE

2.1 Studi Literatur

Tahap awal dalam melakukan analisis kegagalan pada sootblower yaitu dengan mengumpulkan data dan teori yang berkaitan dengan analisis kerusakan pada sootblower dan dampaknya termasuk teori perpindahan panas baik konveksi atau konduksi.

2.2 Pengambilan dan Pengolahan data

Untuk menyelesaikan penelitian ini, penulis menggunakan dua macam data yaitu data primer dan data sekunder. Data primer diperoleh secara langsung dari lokasi penelitian bersama dengan pihak perusahaan terkait tempat diadakannya penelitian tersebut. Penulis juga menggunakan data sekunder yang diperoleh dari pihak-pihak luar yang sudah diolah menjadi berbagai literatur dan dokumentasi yang digunakan sebagai acuan untuk menyelesaikan penelitian ini. Teknik pengambilan data pada tugas akhir ini yaitu dengan mencari service request untuk peralatan

sootblower pada aplikasi MAXIMO yang terintegrasi sistem PLTU Suralaya.

Service Requests					
Detail Request	Description	Status	SLA	Priority	Created
100489	Sootblower Mill Air Heater A (NO.4) unit 3 leak out steam di hands packing	CLOSED	SLA		
101637	Unit 4 - Sootblower 2IK no. 17 dan 28 fail to start	CLOSED	SLA		
101884	(Unit 3 Sootblower IR 40 Elapsed Time Error (kondisi lusik mesin insir))	CLOSED	SLA		
101916	#4 - Sootblower 2IK no. 28 alarm elapsed time and overrun amperage (angka 0-4 A)	CLOSED	SLA		
102184	Unit 1 - Sootblower 2IK No 64 Lance tube Bengkok	CLOSED	SLA		
102629	Sootblower IR 13 Alarms Fail to start	CLOSED	SLA		
102901	Unit 4 - Sootblower IR no.21 Elapsed time	CLOSED	SLA		
104418	Unit 1 - Kebocoran wali tube arsite Sootblower IR no. 32	CLOSED	SLA		
104779	Unit 3 Sootblower 2IK IR fail to start (Bolt penutup unit switch lepas)	CLOSED	SLA		
105292	UNIT 3 - MCV Sootblower #3 intact	CLOSED	SLA		

Gambar 2.1 Pengambilan data *Service Request* penyebab kegagalan *sootblower* pada *Software Maximo*

2.3 Metode Pengolahan data

Dari pengolahan data akan ditampilkan dalam bentuk grafik serta tabel, parameter yang akan dihitung yaitu:

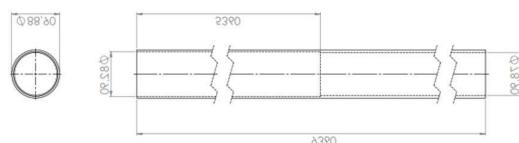
1. Kerugian perpindahan panas akibat kegagalan *sootblower* yang diukur dari gas buang *boiler*.
2. Energi yang digunakan untuk mengoperasikan *Sootblower*.
3. Defleksi akibat pemuaian *lance tube* yang bengkok.

2.4 Data Spesifikasi *Sootblower*

Pressure untuk tiap – tiap lokasi *soot blower* berbeda – beda sesuai dengan area kerjanya, dapat dilihat dalam tabel berikut :

Tabel 2.1 Tekanan kerja masing-masing jenis *sootblower*

No	Soot Blower No.	Lokasi	Tekanan uap (kgf/cm ²)
1	2IK: 09 s/d 16	Second. SH + SH Support	18,3
2	2IK: 17 s/d 24	Second. SH	15,8
3	2IK: 25 s/d 32	Second. SH	14,4
4	2IK: 33 s/d 40	Hot Reheat	13,4
5	2IK: 41 s/d 48	Primary SH	11,2
6	2IK: 49 s/d 56	Primary SH + Cold Reheat	11,2
7	2IK: 57 s/d 64	Cold Reheat	9,1
8	IR : 01 s/d 88	Furnace	16,1
9	3IK: 70 s/d 84	Economizer	14,1
10	4AH: 1 s/d 8	Air Heater	14,1
Tekanan rata – rata untuk semua <i>soot blower</i>			13,77



Gambar 2.2 Desain *Lance Tube Sootblower 2IK* (satuan mm)

Analisis material *Lance Tube 2 IK System Soot blower Unit 1-4 PLTU Suralaya* yang digunakan

adalah material *Carbon Steel A105* atau setara *ASME SA 105*. Dengan komposisi material sebagai berikut:

Tabel 2.2 Kandungan Material *Carbon Steel A105* (Manual Book BD 06, 1985)

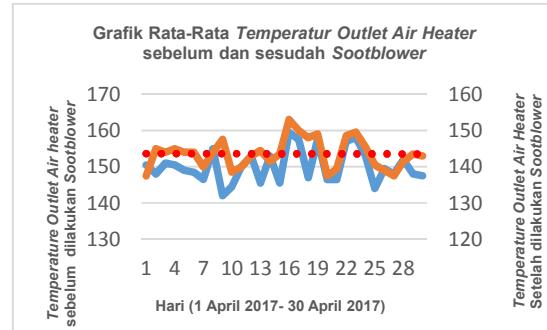
TABLE 1
CHEMICAL REQUIREMENTS

Element	Composition, %
Carbon	0.35 max.
Manganese	0.60–1.05
Phosphorus	0.035 max.
Sulfur	0.040 max.
Silicon	0.10–0.35
Copper	0.40 max. [Note (1)]
Nickel	0.40 max. [Note (1)]
Chromium	0.30 max. [Notes (1), (2)]
Molybdenum	0.12 max. [Notes (1), (2)]
Vanadium	0.08 max.

3. HASIL DAN PEMBAHASAN

3.1 Perhitungan Temperature Outlet Air Heater Sebelum dan Sesudah Dilakukan *Sootblower*

Dari grafik di bawah ini dapat dilihat bahwa temperatur *outlet air heater* sebelum dioperasikan *sootblower* cenderung mengalami kenaikan dengan nilai tertinggi 162°C. Setelah dioperasikan *sootblower* temperatur *outlet air heater* mengalami penurunan menjadi 158°C. Hal ini menandakan bahwa penyerapan panas di pipa *boiler* meningkat akibat dioperasikannya *sootblower*.



Gambar 3.1 Grafik Temperature *Outlet Air Heater* sebelum dan sesudah dilakukan *Sootblower*

- Kondisi *heat transfer* sebelum *soot blower* dioperasikan (H_1):

$$\begin{aligned}
 H_1 &= q \cdot C_p (T_1 - T_2) \text{ Btu/jam} \\
 &= (3902140) \times (0,320) \times (2274,8 - 302,9) \\
 &\quad \text{Btu / jam} \\
 &= 2462281557,12 \text{ Btu / jam} \\
 &= 620484515,1 \text{ kCal/jam}
 \end{aligned}$$

- Kondisi *heat transfer* sesudah *soot blower* dioperasikan (H_2):

$$\begin{aligned}
 H_2 &= q \cdot C_p (T_2 - T_3) \text{ Btu / jam} \\
 &= (3902140) \times (0,320) \times (2274,8 - 290,3) \\
 &\quad \text{Btu / jam} \\
 &= 2478014985,6 \text{ Btu / jam}
 \end{aligned}$$

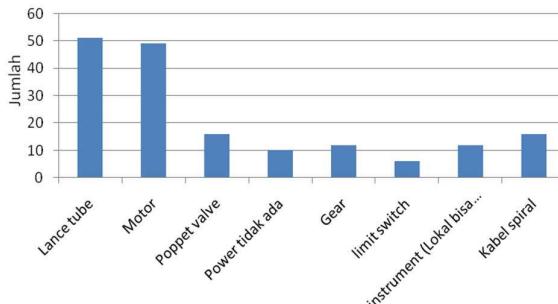
$$= 624449272,3 \text{ Kcal/jam}$$

Kenaikan *heat transfer rate* (H) adalah kondisi setelah dioperasikan *soot blower* dengan kondisi sebelum dioperasikan *soot blower*, yaitu:

$$\begin{aligned} H &= H_2 - H_1 \\ &= 624449272,3 - 620484515,1 \text{ (kCal/jam)} \\ &= 3964757,2 \text{ kCal/jam} \end{aligned}$$

Hasil ini setara dengan daya listrik sebesar: 4611.012624 KW atau 4,611 MW

3.2 Analisis Penyebab Kegagalan Sootblower



Gambar 3.2 Pareto Gangguan peralatan Soot blower Unit 1-4

Dari diagram di atas diketahui bahwa komponen utama terjadinya kegagalan pada *sootblower* yaitu pada *lance tube* dan motor listrik dengan jumlah 50 kali kasus.

- Menghitung Besar Defleksi Yang Terjadi Pada Pipa (Material Carbon Steel A105)

$$\begin{aligned} \delta_1 &= \frac{w \cdot a^4}{8EI_1} \\ \delta_1 &= \frac{78,90 \times 9,3 \cdot \delta}{8 \times 1,06 \cdot 2 \times 10^{11} \times 7,47 \times 10^{-7}} = 0,954 \text{ m} = 95,4 \text{ cm} \\ \delta_2 &= \frac{1}{EI_2} \times \frac{w(L-a)}{8} \times \{L^3 + L^2a + La^2 - \frac{a^3}{3}\} \\ \delta_2 &= \frac{1}{1,06 \cdot 2 \times 10^{11} \times 1,16 \times 10^{-6}} \times \frac{78,90 (9,3 \cdot 6,4)}{8} \times \{9,36^3 + \\ &\quad (9,36^2 \times 4) + (9,36 \times 4^2) - \frac{4^3}{3}\} \\ &= 0,557 \text{ m} = 55,7 \text{ cm} \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \delta_{\text{total}} &= \delta_1 + \delta_2 = 95,4 \text{ cm} + 55,7 \text{ cm} = 151,1 \text{ cm} \\ &= 1,5 \text{ m} \end{aligned}$$

Dari perhitungan di atas untuk pemuaian dan lendutan material tersebut cukup tinggi yaitu sebesar 151,1 cm = 1,5 m.

- Menghitung Besar Defleksi Yang Terjadi Pada Pipa (Material Chrome Moly (AISI 4130))

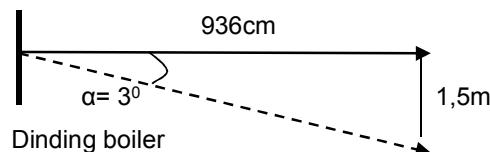
$$\begin{aligned} \delta_1 &= \frac{w \cdot a^4}{8EI_1} \\ \delta_1 &= \frac{78,90 \times 9,3 \cdot \delta}{8 \times 1,06 \cdot 2 \times 10^{11} \times 7,47 \times 10^{-7}} = 0,929 \text{ m} = 92,9 \text{ cm} \\ \delta_2 &= \frac{1}{EI_2} \times \frac{w(L-a)}{8} \times \{L^3 + L^2a + La^2 - \frac{a^3}{3}\} \end{aligned}$$

$$\begin{aligned} \delta_2 &= \frac{1}{2,05 \times 10^{11} \times 1,16 \times 10^{-6}} \times \frac{78,90 (9,3 \cdot 6,4)}{8} \times \\ &\quad \{9,30^3 + (9,30^2 \times 4) + (9,30 \times 4^2) - \frac{4^3}{3}\} \\ &= 0,2808 \text{ m} = 28,086 \text{ cm} \end{aligned}$$

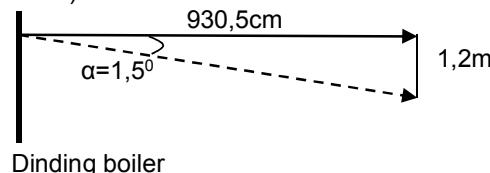
$$\begin{aligned} \delta_{\text{total}} &= \delta_1 + \delta_2 = 92,9 \text{ cm} + \\ &\quad 28,086 \text{ cm} = 120,9 \text{ cm} = 1,20 \text{ m} \end{aligned}$$

Dari hasil analisa di atas, dapat digambarkan sketsa perbedaan defleksi antara *lance tube* dengan material *carbon steel* A105 dengan *chrome moly* (AISI 4130)

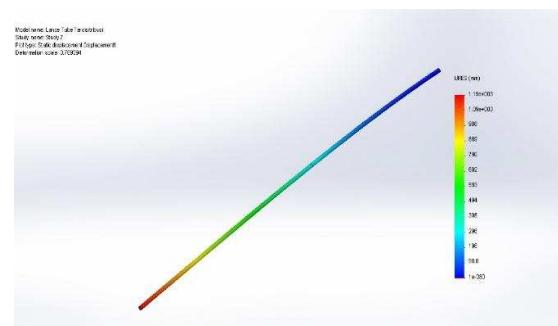
- Defleksi pada material *carbon steel* A105 setara ASME SA 105.



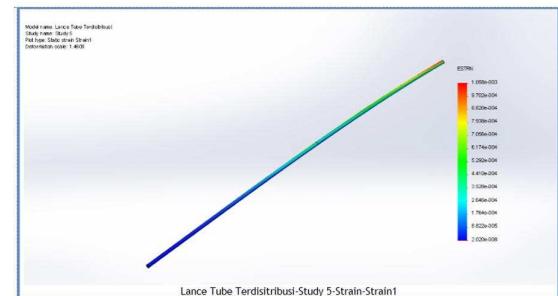
- Defleksi pada material *chrome moly* (AISI 4130).



Gambar 3.3 Perbandingan defleksi antara material *carbon steel* A105 dengan material *chrome moly* (AISI 4130)



Gambar 3.4 Defleksi material A105



Gambar 3.5 Defleksi material Chrome Moly (AISI 4130)

4. KESIMPULAN

Bahwa *Sootblower* sangat dibutuhkan untuk membantu mengoptimalkan proses *heat transfer* pada pipa *boiler*. Hal ini dibuktikan dengan indikator *temperature outlet flue gas air heater* sebelum dan sesudah *Sootblower* temperaturnya $150,5^{\circ}\text{C}$ menjadi $144,6^{\circ}\text{C}$. Kegagalan *Sootblower* disebabkan oleh *Lance tube* yang bengkok. Untuk itu direkomendasikan material *lance tube Chrome Molly* (AISI 4130) dengan defleksi $1,05\text{ m}$ dengan Tegangan Von Misses sebesar $276\text{ N/m}^2 <$ Tegangan Luluh sebesar 460 N/m^2 agar *sootblower* dapat beroperasi dengan optimal. Energi yang diperlukan untuk mengoperasikan *Sootblower* dalam satu kali operasi setara $4,607\text{ MW}$. Hal ini sebanding dengan penyerapan panas yang dihasilkan pada pipa *boiler*.

DAFTAR PUSTAKA

- [1]. Alifiah I., & Ya'umar. (2004). Analisa Effisiensi Sistem Pembakaran Pada Boiler Di PLTU Unit III PT. PJB UP Gresik Dengan Metode *Statistical Process Control* (SPC). Surabaya. Jurusan Teknik Fisika – Fakultas Teknologi Industri, Institut Teknologi Sepuluh November. Tugas Akhir.
- [2]. Erwin, Joko A., dkk. (2014). Pengoperasian PLTU Pembiadangan Prajabatan S1-D3 Indonesia Power. Jakarta. Edisi 1
- [3]. Gumelar G., (2017). *Konsumsi Listrik Nasional Masih Seperempat Negara Maju*. Retrieved from <https://www.cnnindonesia.com>.
- [4]. Gowshikan M., Kumar G., & Surjith. (2014). *Root Cause Identification and Elimination of Problems in Sootblowers of Chemical Recovery Boilers*. Coimbatore, India. SSRG International Journal of Mechanical Engineering (SSRG-IJME)-volume 1 issue 5.
- [5]. Grunsky A. (2001). *Sootblowing Application and Maintenance Guide*. California. Retrieved from www.epri.com.
- [6]. Murdani, Sudarwoko, dkk. (2014). Modul 2 Pengoperasian (Ketel Uap dan Alat Bantunya). Jakarta. No.11206/HIS/LK/BUT/UNJ
- [7]. Patel R & Chitpaiboon W. (2014). *Utility Boiler Sootblower Basics*. Retrieved from Diamond Power International Manual Book.
- [8]. Ristyanto N., Anang, Joko W., dkk. (2011). Simulasi Perhitungan Efisiensi Sistem Pembangkit Listrik Tenaga Uap (PLTU) Rembang. Semarang. Jurusan Teknik Elektro, Universitas Diponegoro. Tugas Akhir.
- [9]. Shigley, J.E. (1991). Perencanaan Teknik Mesin, "4th edition. Jakarta. Erlangga.
- [10]. Smith, R.A. (1984). *Identification of Existing Waste Heat Recovery and Process Improvement Technologies*. Washington, Pacific Northwest Laboratory. Manual Book 99352.
- [11]. Taufiqurrokhman. (2014). Perpindahan Panas Konveksi. Retrieved from <https://taufiqurrokhman.wordpress.com/2014/01/27/perpindahan-panas-konveksi>.
- [12]. Yauri K., Hanzen, Hadi G., dkk. (2015). Kajian Efisiensi Termal Dari Boiler Di Pembangkit Listrik Tenaga Uap Amurang Unit 1. Jurnal Online Poros Teknik Mesin Volume 4 Nomor 2.