

PERANCANGAN PROSES DAN PERHITUNGAN BIAYA PEMBUATAN VELG RACING SEPEDA MOTOR

Zuliantoni

ANALISA KONDISI DEVIASI KOMPRESOR AMONIAK PADA WAKTU OPERASI

(Studi Kasus di PT. Es Bagus Bengkulu) Angky Puspawan







AJE/FAVAL

Kata Pengantar

Assalamu'alaikum Warahmatullahi Wabarakatuh

Puji dan syukur atas kehadirat Allah SWT, karena atas Rahmat dan HidayahNya, Jurnal Ilmiah Volume 4 Nomor 3 Bulan Juli Tahun 2012 ini dapat diterbitkan. Jurnal Ilmiah ini bernama Telematik yang berarti Teknik ELEktro, teknik inforMATika, sIstem informasi dan Komputer akuntansi yang diterbitkan oleh Fakultas Teknik Universitas Muhammadiyah Bengkulu.

Dengan diterbitkannya Jurnal Ilmiah Telematik ini diharapkan dapat bermanfaat dalam perkembangan Ilmu Pengetahuan dan Teknologi. Berkenaan dengan harapan tersebut kepada para peneliti produktif dan staf pengajar yang memiliki hasil-hasil penelitian untuk dapat kiranya mengirimkan naskah ringkasannya untuk dimuat pada Jurnal Ilmiah Telematik ini dengan mengikuti ketentuan sebagaimana yang telah ditetapkan oleh pihak dewan redaksi.

Akhirnya tak lupa kami mengucapkan banyak terima kasih kepada semua pihak yang telah membantu penerbitan Jurnal Ilmiah Telematik ini.

Wasalamu'alaikum Warahmatullahi Wabarakatuh

Bengkulu, Juli 2012

Dewan Redaksi

\$1617.4.V.V.

Warring Selection of the same of the same

Visi

Sebagai media yang dapat memberikan Sumbangan terhadap perkembangan Ilmu Pengetahuan dan Teknologi

Misi

Dapat menyumbangkan dan menyebarkan berupa Hasil penelitian (research) maupun hasil kajian, Pendapat dan pemikiran dalam bidang Ilmu Pengetahuan dan Teknologi

> Pelindung / Penasehat Dr. H. Khairil, M.Pd (Rektor Universitas Muhammadiyah Bengkulu)

> > Penanggung Jawab Ir. Yukiman Armadi, M.Si (Dekan Fakultas Teknik)

Penyunting Ahli Dr. Bahrin, M.Si Ir. Z. Hartawan, MM, DM

Pimpinan Redaksi Sastia H. Wibowo, S.Kom, M.Kom

Sekretaris Redaksi Yulia Darmi, S.Kom, M.Kom

> Staf Redaksi Diana, S.Kom

Distribusi dan Pemasaran Dedy Abdullah, ST

Penerbit
Fakultas Teknik
Universitas Muhammadiyah Bengkulu

3

Alamat Redaksi-Fakultas Teknik Universitas Muhammadiyah Bengkulu II. Bali Po. Box 118 Bengkulu Telp. 0736-22765, Fax. 0736-26161 Email: jurnalilmiahtelematik@gmail.com

> Frekuensi Terbit 4(Empat) kali setahun

S DAY CAL

Vojanji se Nojvoji de Noje i 2012.

DAFTAR ISI

PERANCANGAN PROSES DAN PERHITUNGAN BIAYA
 PEMBUATAN VELG RACING SEPEDA MOTOR
 Zuliantoni

 ANALISA KONDISI DEVIASI KOMPRESOR AMONIAK PADA
 WAKTU OPERASI
 (Studi Kasus di PT. Es Bagus Bengkulu)
 Angky Puspawan

ANALISA KONDISI DEVIASI KOMPRESOR AMONIAK PADA WAKTU OPERASI

(Studi Kasus di PT. Es Bagus Bengkulu)

Oleh: Angky Puspawan

ABSTRAC

In course of ice block making, ammoniac compressor own the important role. Matter which is gave attention to a ammoniac compressor is efficiency of ammoniac compressor. Efficiency of ammoniac have to be maximal fixed, so that ammoniac compressor work better. At execution work this practice, data intake taken at two dot of measurement of temperature and pressure. First measurement data taken at ammoniac condition come into the compressor, while second measurement data taken at ammoniac condition go out from compressor. Data which is in obtaining from PT. Es Bagus is as much 19 datas. From calculation result obtained by value of isentropic efficiency of ammoniac compressor is deviation of at range 95.00% - 98.65% (isentropic efficiency mean 97.16%). With analysing value of efficiecy of ammoniac compressor from calculation result, hence we have an eye for that yhe ammoniac compressor operate better.

Keywords: ammoniac compressor, enthalpy, isentropic efficiency

PENDAHULUAN

Kompresor merupakan salah satu mesin yang memegang peranam penting dalam sebuah perusahaan produksi es balok. Pada umumnya, sodap perusahaan memiliki kompresor amoniak pada perusahaan tersebut. Oleh karena itu, pengoperasian pada sistem kerja kompresor harus sangat diperhatikan agar memiliki kualitas kerja yang baik.

Salah satu hal penting yang harus diperhatikan pada kompresor adalah deviasi kerja kondisi kompresor, sehingga kompresor dapat bekerja dengan baik. Deviasi kerja kompresor yang dihasilkan harus memenuhi standar spesifikasi di perusahaan. Karena perannya sangat penting deviasi kerja kompresor dalam performa pengoperasiannya, maka penulis menganalisa performa kondisi deviasi kerja kompresor amoniak pada waktu operasi di Pabrik Es Bagus Bengkulu.

LANDASAN TEORI

Kompresor Definisi

Kompresor adalah alat untuk menaikan tekanan dari gas, uap atau campurannya. Naiknya tekanan ini diikuti naiknya temperatur dan berkurangnya volume spesifik. Penggunaan kompresor antara lain dibidang: proses produksi kimia/non kimia, transmisi gas, turbin gas, peralatan pneumatic, cat semprot, pengisi udara, unit pembersih, refrigerasi dan sebagainya.

Klasifikasi Kompresor

Berdasarkan cara pemberian energy pada fluida/gasnya, kompresor secara umum dibagi2:

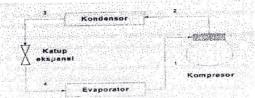
Positif displacement compressor
 Yaitu gas dimampatkan dengan adanya suatu pergeseran batas atau dinding sehingga volumenya mengecil. Ada dua jenis yaitu kompresor torak (reciprocating) dan kompresor rotary

Non – positif displacement compressor
 Yaitu gas yang diberi energi sehingga kecepatannya naik. Energi kecepatan/kinetik ini selanjutrya diubah oleh difuser menjadi energi tekanan. Contohnya: kompresor aksial, sentrifugal dan aliran campur

Sistem Kompresi Uap

Prinsip Kerja Sistem Kompresi Uap

Daur kompresi uap merupakan daur yang terbanyak digunakan dalam daur refrigeran. Pada daur ini, uap ditekan dan kemudian diembunkan memjadi cairan tersebut dapat menguap kembali. Kompresi uap sederhana dapat dilihat pada gambar 1. dibawah ini.



Gambar 1. Sistem Refrigerasi Kompresi Uap

Refrigeran yang bertekanan rendah akan menguap didalam pipa-pipa evaporator. Penguapan ini membutuhkan energi panas yang diserap dari sekelilingnya sehingga ruangan menjadi dingin karena temperatur mengalami penurunan. Uap refrigeran dari evaporator selanjutnya akan masuk kejalur hisap menuju kompresor. Dari kompresor, refrigeran yang berbentuk uap ini masuk kedalam kondesor melalui jalur tekan . refrigeran berbentuk uap ini didalam kondensor akan didinginkan oleh udara sehingga berkondensasi menjadi cairan refrigeran. Didalam kondensor, energi panas yang dibawa oleh uap refrigerant dilepaskan dan diterima oleh medium pendingin (udara). Refrigeran cair dari kondensor selanjutnya akan diterima oleh tangki dan dilairkan lagi masuk evaporator melaui alat katup ekspansi.

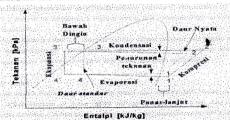
Pada alat ini tekanan refrigerant yang akan masuk ke evaporator akan diturunkan. Penurunan tekanan ini disesuaikan dengan kondisi yang diinginkan sehingga refrigeran dapat menyerap cukup banyak kalor didalam evaporator.

Siklus Kompresi Uap Akfual (Siklus Kompresi Uap Nyata)

Siklus kompresi uap yang sebenarnya (aktual) mengalami perubahan efisiensi dibandingkan dengan siklus standar (teoritis) menjaadikan perbedaan diantara keduanya. Perbedaan ini muncul karena adanya asumsi-asumsi yang ditetapkan didalam siklus sederhana. Pada siklus aktual terjadi pemanasan lanjut

uap refrigeran yang meninggalkan evaporator sebelum masuk ke kompresor. Pemanasan lanjut ini akibat tipe peralatan ekspansi yang digunakan atau dapat juga karena penyerapan panas drjalur masuk antara eveporator dan kompresor. Begitu juga dengan cair mmgalami pendinginan lanjut sebelum masuk katub ekspansi atau pipa kapiler.

Perbedaan yang penting antara daur nyata dan daur teoritis terletak pada penurunan tekanana didalam kondensor dan evaporator. Daur standar dianggap tidak mengalami penurunan tekanan pada kondensor dan evaporator, tetapi pada daur nyata terjadi penurunan tekanan karena adanya gesekan antara refrigerant dengan dinding pipa akibat penurunan tekanan ini, kompresi pada titik I dan titik 2 memerlukan lebih banyak kerja dibandingkan dengan daur standar. Perbedaan ini dapat dilihat pada gambar 2. dibawah ini.

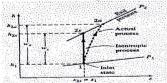


Gambar 2. Perbandingan Siklus Aktual Dengan Siklus Sedernana

- Garis dari titik 4 ke l' memperlihatkan penurunan tekanan yang terjadi pada refrigeran saat melewati jalur hisap dari evaporator ke kompresor.
- Garis dari titik 1 ke titik l' memperlihatkan terjadinya penumnan tekanan uap refrigeran pada saat mengalir ke katup masuk ke kompresor melalui dinding silinder.
- Garis l' ke 2' adalah merupakan proses kompresi uap refrigeran didalam kompresor. Pada siklue teoritis, proses diasumsikan isentropik, yang berarti tidak ada perpindahan kalor antara refrigeran dengan dinding silinder. Akan tetapi pada kenyataannya, proses kompresi terjadi adalah politropik bukan isentropik.
- Garis 2' ke 3 memperlihatkan adanya penunrnan tekanan yang terjadi disepanjang jalur buang dan didalam pipa kondensor.
- Garis 2' ke 3 memperlihatkan terjadi penunrnan tekanan di jahn cair.

Efisiensi Kompresor

Dengan melihat dan menganalisa gambar 3, kita dapat mengetahui persamaan yang digunakan untuk efisiensi pada kompresor.



Gambar 3. Diagram h-s Aktual dan Isentropik

Persamaan yang digunakan untuk menghitung efisiensi kompresor adalah

♦ Kerja Kompresor Kondisi Isentropis (W_{cs})

 $W_{cs} = h_{2s} - h_1 (kJ/kg)....(2.1)$

❖ Kerja Kompresor Kondisi Aktual(W_a) $W_a = h_2 - h_1 (kJ/kg)$(2.2)

 $\frac{\bullet}{\eta_c} = \frac{\text{isentropis kompresor work}}{\text{actual kompresor work}} = \frac{\text{Wcs}}{\text{Wa}} \times 100\% \dots (2.3)$

atau

 $\eta_{\rm c} = \frac{h2s - h1}{h2 - h1} \ X \ 100 \ \% \tag{2.4}$

Keterangan:

 $\eta_c = \text{Efisiensi isentropis Kompresor}$ (%)

 h_1 = Entalpi Spesifik (kJ/kg)

 h_2 = Entalpi Spesifik kondisi Aktual (kJ/kg)

 h_{2s} = Entalpi Spesifik kondisi Isentropik (kJ/kg)

METODOLOGI

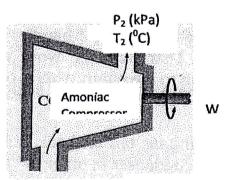
Teknik Pengumpulan Data

Dalam penulisan ini, pengumpulan data dilakukan dengan cara mengamati titik-titik pengukuran pada kompresor secara langsung selama waktu pengoperasian. Pengambilan data dilakukan selama 1 (satu) hari dengan jarak waktu 1 (satu) jam. Sedangkan data spesifikasi mesin kompresor diperoleh berdasarkan spesifikasi dari buku manual yang dimiliki oleh perusahaan yang memproduksi kompresor tersebut

Diagram Titik-titik Pengukuran

Data yang diambil pada kompresor diukur pada titik 1 dan titik 2.

Outlet Kompresor Amoniak



Inlet Kompresor Amoniak

 P_1 (kPa) T_1 (0 C)

Gambar 4.. Diagram Sketsa Titik-titik Pengukuran

Metode Analisis Kasus

Setelah tabel matriks data di isi dengan data yang ada di lapangan, maka efisiensi kompresor dapat dihitung menggunakan persamaan 2.4.Dengan menggunakan data lapangan (aktual), kita dapat menghitung dan menentukan nilai entalpi dengan bantuan tabel termodinamika, atau kita juga dapat menggunakan program Computer Aided Thermodynamics Table 2 (CATT2). Program ini dapat membantu kita untuk mendapatkan nilai entalpi dengan memasukkan data temperatur dan tekanan dari data lapangan.

PEMBAHASAN

Perhitungan Efisiensi isentrofis Kompresor

Dengan menggunakan data yang sudah diperoleh dari lapangan dan data spesifikasi kompresor maka perhitungan efisiensi kompresor dapat dilakukan dengan langkah-langkah sebagai berikut:

Perhitungan Entalpi pada Kondisi Isentropis (Kondisi Ideal)

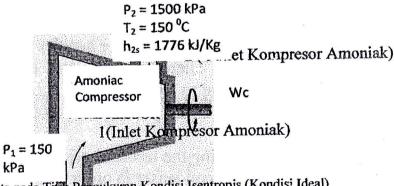
Berdasarkan data spesifikasi kompresor, maka entalpi kompresor pada kondisi isentropis dapat diketahui dengan menggunakan program *Computer Aided Thermodynamics Table 2 (CATT2)*. Dari perhitungan program, entalpi pada kondisi isentropis adalah Data Kondisi Outlet (Sisi Keluar):

Tekanan Amonia Keluar (P₂) = 15 Bar = 1500 kPa

Temperatur Amonia Keluar (T₂) = 150 °C
 Entalpi yang dihasilkan diproses dari titik-titik pengukuran 2 untuk kondisi

Entalpi yang dihasilkan diproses dari titik-titik pengukuran 2 umum neratak isentropis:

• h_{2s}= 1776 kJ/kg Untuk lebih jelasnya, kita dapat melihat gambar 5. dibawah ini :



Gambar 5. Data pada Titik Pengukuran Kondisi Isentropis (Kondisi Ideal)

➤ Kondisi Nyata)

Dengan menggunakan program Computer Aided Thermodynamics Table 2 (CATT2), maka entalpi pada kondisi aktual juga dapat diketahui dengan hasil sebagai berikut Data pada pukul 07.00 Wib,