

LAPORAN
PENGABDIAN KEPADA MASYARAKAT
Skema Abdimas Mandiri



PENYULUHAN POMPA SENTRIFUGAL
SEBAGAI BAGIAN DARI ROTATING EQUIPMENT
DI PT. SLV METROPOLITAN INDONESIA
CILEGON

Oleh :
Ir. Yohanes Agus Jayatun, M.T.
NIDN. 0524116201

Dilaksanakan dengan
Biaya Mandiri
Semester Gasal Tahun Akademik 2021/2022

PROGRAM STUDI TEKNIK MESIN S1
FAKULTAS TEKNOLOGI INDUSTRI
INSTITUT TEKNOLOGI NASIONAL YOGYAKARTA
OKTOBER 2021

HALAMAN PENGESAHAN
LAPORAN PENGABDIAN KEPADA MASYARAKAT

1. Judul Pengabdian : PENYULUHAN POMPA SENTRIFUGAL SEBAGAI BAGIAN DARI ROTATING EQUIPMENT DI PT. SLV. METROPOLITAN INDONESIA CILEGON
2. Bidang Pengabdian : Teknologi
3. Pelaksana
- a. Nama : Ir. Yohanes Agus Jayatun, M.T.
- b. Jenis kelamin : Laki-laki
- c. NIK/NIDN : 19730091 / 0524116201
- d. Pangkat dan Golongan : Pembina Tk. I / IV b
- e. Jabatan Fungsional : Assisten Ahli
- f. Jabatan Struktural : -
- g. Departemen / Prodi. : Teknik /Teknik Mesin S1
- h. Alamat : ITNY Yogyakarta
- i. Telepon/Faksimil : (0274) 485390, 486986 / (0274) 487249
- j. Alamat rumah : Karangrejo RT.01/RW.1, Pandes, Wedi, Klaten 57461.
- k. Telepon : 0895 6005 94441
4. Jangka waktu pengabdian : 11 hari
5. Pelaksanaan : 14 s/d 24 Oktober 2021
6. Lokasi pengabdian : PT. SLV Metropolitan Indonesia, Cilegon.
7. Biaya pengabdian : ITNY : Rp. -
Mandiri/Mitra : Rp. 4.600.000,-



Mengetahui :
Dekan Fakultas Teknologi Industri
ITNY

Dr. Daru Sugati, S.T., M.T.
NIK. : 1973 0125

Yogyakarta, 24 Oktober 2021
Pengabdi

Aqstun

Ir. Yohanes Agus Jayatun, MT.
NIK. : 1973 0091



Menyetujui :
Kepala LPPMI
ITNY

Dr. Ani Tjitra Handayani ST., MT.
NIK. : 1973 0078

KATA PENGANTAR

Kegiatan Pengabdian Kepada Masyarakat ini merupakan tindak lanjut dari permohonan kelompok Direktur PT. SLV Metropolitan Indonesia kepada Rektor ITNY cq. Dekan FTI. Menindaklanjuti surat itu Dekan FTI ITNY mengeluarkan Surat Tugas kepada pengabdi/penulis untuk melaksanakan kegiatan Pengabdian Kepada Masyarakat dengan materi terkait permohonan. Kegiatan dilaksanakan dari tanggal 14 – 24 Oktober 2021.

Pada kegiatan pengabdi bertindak sebagai instruktur pada pelatihan Rotating Equipment Inspector dengan materi Pompa Sentrifugal.

Tidak ada gading yang tidak retak, pengabdi menyadari bahwa kegiatan ini tentu masih jauh dari sempurna. Oleh karena itu kritik yang membangun terus kami tunggu demi semakin baiknya kegiatan Pengabdian Kepada Masyarakat ini. Kami menyadari bahwa kegiatan ini dapat terlaksana karena dukungan dari berbagai pihak, oleh karena itu pada kesempatan ini kami mengucapkan terimakasih kepada :

1. Rektor Institut Teknologi Yogyakarta, Bp. H. Dr. Ircham, M.T,
2. Dekan FTI ITNY, Bp. Dr. Daru Sugati, S.T.,M.T.
3. Direktur PT. SLV Metropolitan Indonesia, Cilegon.
4. Kepala LPPMI ITNY,
5. Ketua Program Studi Teknik Mesin S1 ITNY,
6. Semua pihak yang telah membantu terlaksananya kegiatan ini.

Akhirnya kami berharap semoga kegiatan Pengabdian Kepada Masyarakat ini dapat berguna bagi para peserta training, Institut Teknologi Nasional Yogyakarta, dan bagi para pembaca.

Yogyakarta, 24 Oktober 2021

Pengabdi

Ir. Yohanes Agus Jayatun,M.T.

NIDN. : 0524116201

DAFTAR ISI

HALAMAN JUDUL	i
HALAMAN PENGESAHAN	ii
KATA PENGANTAR	iii
DAFTAR ISI	iv
RINGKASAN	v
BAB 1 PENDAHULUAN	1
1.1 Analisis Situasi	1
1.2 Perumusan Masalah dan Pemecahan Masalah	2
BAB 2 TUJUAN DAN MANFAAT	4
2.1 Tujuan	4
2.2 Manfaat Kegiatan	4
BAB 3 KERANGKA PEMECAHAN MASALAH DAN DASAR TEORI	6
3.1 Kerangka Pemecahan Masalah	6
3.2 Dasar Teori	7
BAB 4 PELAKSANAAN KEGIATAN	10
4.1 Kegiatan Administrasi Surat Menyurat	10
4.2 Pembuatan Modul Pelatihan	10
4.3 Pelaksanaan Training	10
4.4 Diskusi	11
BAB 5 HASIL KEGIATAN DAN EVALUASI	12
5.1 Hasil Kegiatan	12
5.2 Evaluasi	12
BAB 6 KESIMPULAN DAN SARAN	13
6.1 Kesimpulan	13
6.2 Saran	13
DAFTAR PUSTAKA	14
LAMPIRAN	15

RINGKASAN

Telah dilaksanakan kegiatan Pengabdian Kepada Masyarakat (PKM) dari Institut Teknologi Nasional Yogyakarta (ITNY) berupa penyuluhan/training di PT. SLV Metropolitan Indonesia, Cilegon, secara online. Kegiatan ini dilaksanakan dalam rangka memenuhi surat permohonan dari Direktur PT. SLV Metropolitan Indonesia. Sesuai dengan permintaan, judul PKM ini adalah “Penyuluhan Pompa Sentrifugal Sebagai Bagian Dari Rotating Equipment Di PT. SLV. Metropolitan Indonesia Cilegon”. Rangkaian kegiatan dilaksanakan dari tanggal 14 – 24 Oktober 2021, dan training itu sendiri dilaksanakan pada tanggal 19 dan 21 Oktober 2021.

Selain kegiatan administrasi yang berupa keluarnya Surat Permohonan, keluarnya Surat Tugas, dan sampai dengan selesaiannya pembuatan laporan, kegiatan juga meliputi pembuatan modul pelatihan. Materi modul disesuaikan dengan kompetensi para peserta training yang semuanya telah berpengalaman menangani pompa sentrifugal di berbagai sektor industri.

Kegiatan ini dapat terlaksana dengan baik dan sesuai dengan jadwal yang telah disusun atas dukungan dari berbagai pihak.

Kata kunci : PKM ITNY, PT. SLV Cilegon, Rotating Equipment, Pompa Sentrifugal, Inspektor.

BAB 1

PENDAHULUAN

1.1 Analisis Situasi

Rotating equipment adalah peralatan proses, baik di industri minyak dan gas, maupun industri pada umumnya, yang gerakan utamanya adalah putaran. Pompa sentrifugal dan kompresor sentrifugal adalah dua peralatan yang termasuk dalam kelompok rotating equipment.



Gambar 1.1 a :
Instalasi Pompa Sentrifugal di sebuah



Gambar 1.1 b :
Instalasi Kompresor Sentrifugal di sebuah

Kehandalan kedua peralatan itu sangat mempengaruhi keberhasilan proses. Oleh karena itu, setiap saat atau berkala, harus dilakukan pemeriksaan rutin untuk menjaga kehandalannya. Tenaga Ahli yang bertanggungjawab terhadap kehandalan kedua peralatan itu adalah Rotating Equipment Inspector. Supaya rotating equipment inspector mampu melaksanakan tugasnya maka kompetensi mereka harus selalu diperbarui. Salah satu tempat belajar bagi para inspector itu adalah PT. SLV Metropolitan Indonesia, Cilegon.

Kegiatan Pengabdian Kepada Masyarakat ini merupakan tindak lanjut dari permohonan dari PT. SLV Metropolitan Indonesia kepada ITNY agar ITNY menugaskan pelaku PKM untuk menjadi salah satu penyuluh atau instruktur pada training itu. Training dilaksanakan pada tanggal : 19 – 22 Oktober 2021, dengan pembagian waktu yakni dua hari untuk materi Pompa Sentrifugal dan dua hari untuk materi Kompresor Sentrifugal. Training dilaksanakan dari jam 19.30 - 22.30 WIB. Peserta training

direncanakan para Rotating Equipment Inspector dari berbagai jenis industri termasuk industri minyak dan gas.

1.2 Perumusan Masalah dan Pemecahan Masalah

Training dilaksanakan pada masa pandemi, sehingga tidak mungkin dapat dilaksanakan secara tatap muka langsung. Oleh karena itu training harus dilaksanakan secara daring (online). Pelaksanaan online memunculkan beberapa masalah yang harus dipecahkan. Masalah-masalah itu antara lain :

1. ketersediaan peralatan pendukung yang harus dipunyai oleh para peserta, terutama komputer yang memadai,
2. ketersediaan jaringan internet yang stabil, baik dari sisi instruktur maupun peserta,
3. modul pelatihan yang komunikatif.

Untuk mengatasi masalah-masalah di atas, maka instruktur dan para peserta harus memastikan ketersediaan komputer dan jaringan internet yang memadai. Sementara itu modul pelatihan harus dibuat sedemikian rupa sehingga komunikatif. Garis besar materi modul adalah sebagai berikut :

- Kondisi likuid,
 - temperature
 - density dan specify gravity
 - kinematic viscosity
 - vapour pressure
- Desain Pompa
 - Tipe dan konstruksi pompa
 - Putaran
 - Material desain
 - NPSH_r
 - Kurva karakteristik
- Kondisi operasi

- Total Head (TH)
- NPSHa

BAB 2

TUJUAN DAN MANFAAT

2.1 Tujuan

Kegiatan Pengabdian Kepada Masyarakat ini terlaksana atas permohonan dari PT. SLV Metropolitan Indonesia, Cilegon, Banten kepada Rektor ITNY Yogyakarta cq. Dekan Fakultas Teknologi Industri. Pemenuhan permohonan itu merupakan salah satu tujuan kegiatan disamping terwujudnya alih pengetahuan dari perguruan tinggi kepada masyarakat. Secara rinci tujuan yang ingin dicapai dari kegiatan pengabdian adalah :

1. Memenuhi permohonan Direktur PT. SLV Metropolitan Indonesia, Cilegon.
2. Memenuhi kewajiban dosen melaksanakan Tri Dharma Perguruan Tinggi di bidang Pengabdian Kepada Masyarakat.
3. Terwujudnya alih pengetahuan IPTEKS dari Perguruan Tinggi (ITNY) kepada para peserta training.
4. Terwujudnya alih pengetahuan tentang pompa sentrifugal kepada para peserta training
5. Terwujudnya modul pelatihan pompa sentrifugal untuk para inspektor rotating equipment.
6. Memperkenalkan ITNY kepada masyarakat khususnya para peserta training.

2.2 Manfaat Kegiatan

Kegiatan Pengabdian Kepada Masyarakat ini bermanfaat baik bagi ITNY maupun para peserta training.

1. Bagi para peserta training
 - a. Mendapatkan pengetahuan tentang desain, konstruksi, dan karakteristik pompa sentrifugal.

- b. Dapat ikut serta memberikan usulan materi perkuliahan terkait pompa sentrifugal di Prodi. Teknik Mesin S1.
- 2. Bagi ITNY
 - a. Sebagai wahana bagi dosen untuk melaksanakan salah satu Tri Dharma Perguruan Tinggi yakni Pengabdian Kepada Masyarakat.
 - b. Sebagai sarana memperkenalkan ITNY kepada pihak-pihak terkait
 - c. Sebagai kredit poin bagi ITNY dalam proses akreditasi baik akreditasi Prodi dan atau akreditasi Insitusi.

BAB 3

KERANGKA PEMECAHAN MASALAH DAN DASAR TEORI

3.1 Kerangka Pemecahan Masalah

Kegiatan ini mempunyai rentang waktu 11 hari dari tanggal 14 s/d 24 Oktober 2021. Pelaksanaan training pada tanggal 19 dan 21 Oktober 2021 jam 19.30 s/d 22.30 WIB. Kegiatan ini harus mampu menghasilkan Modul pelatihan pompa sentrifugal yang terkait dengan inspeksi rotating equipment.

Tabel 3.1 : Jadwal pelaksanaan kegiatan PKM

NO	KEGIATAN	Oktober 2021									
		14	15	16	17	18	19	20	21	22	23
1	Menerima surat permohonan dari PT. SLV Metropolitan Indonesia										
2	Proses Pengajuan Surat Tugas kepada Dekan FTI ITNY										
3	Penyusunan Proposal										
4	Pembuatan Modul										
5	Pelaksanaan training/penyuluhan										
7	Evaluasi dan pembuatan laporan										

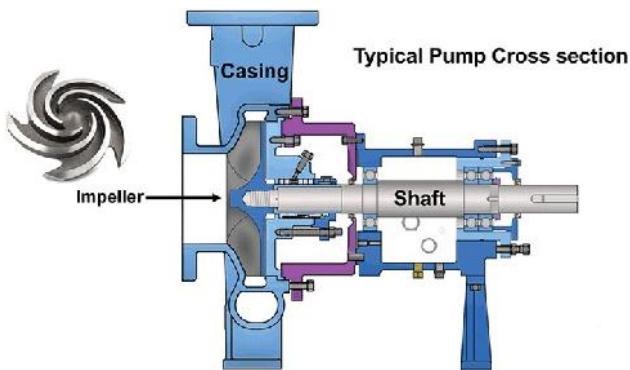
Agar kegiatan ini dapat dilaksanakan secara terstruktur dan terkendali maka dibuatlah jadwal kegiatan sebagaimana pada Tabel 3.1. Disamping disusun jadwal kegiatan, harus didalami teori tentang Pompa Sentrifugal sehingga dapat dihasilkan modul terkait pompa sentrifugal yang komunikatif dan mudah dipahami.

3.2 Dasar Teori

Pompa adalah sebuah peralatan yang mampu memberikan energi tekanan/head kepada fluida cair/likuid. Salah satu jenis pompa yang banyak digunakan adalah pompa sentrifugal.

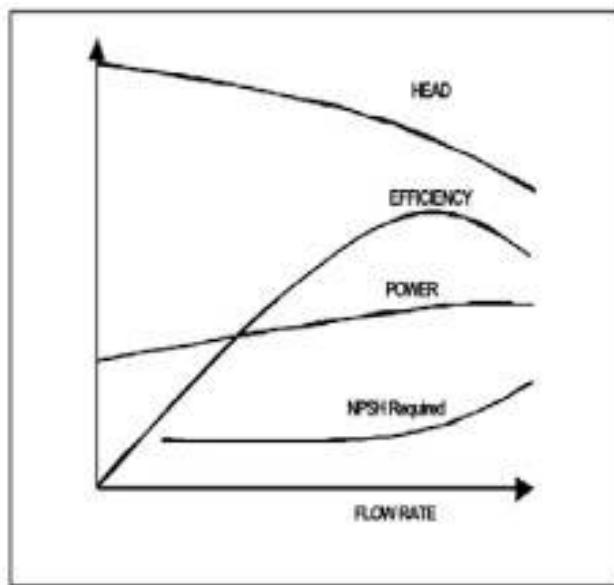
Pompa sentrifugal termasuk dalam lelompok peralatan putar atau rotating equipment. Bagian utama dari pompa sentrifugal adalah : poror, casing, dan impeller. Impeller dipasang pada poros dan berada di dalam casing. Ketika poros diputar, oleh penggerak yang dapat berupa motor listrik atau mesin diesel, impeller ikut berputar sehingga mampu menghisap likuid masuk ke dalam casing yang selanjutnya ikut berputar dengan impeller sehingga energi kinetiknya naik berlipat. Energi kinetik likuid tadi oleh dindind dalam casing diubah menjadi energi tekanan/head.

Bahan konstrusi pompa sentrifugal dibuat menyesuaikan terhadap likuid yang dipompa. Bila likuid bersifat netral dan tidak korosif, misalnya air bersih, bahan konstruksi bisa dibuat dari besi cor untuk casing dan impeller dan baja karbon untuk poros. Namun apabila likuidnya sangat korosif, misalnya air laut, bahan konstruksi harus mampu bertahan serangan korosi itu, misalnya casing dan impeller terbuat dari bronze/perunggu sementara poros dari baja paduan tinggi yang tahan korosi.



Gambar 3.1 : tipikal pompa sentrifugal

Pompa centrifugal mempunyai karakteristik individu sebagaimana pada Gambar 3.2 di bawah.



Gambar 3. 2 : Kurva Karakteristik Pompa Sentrifugal
 Kurva karakteristik itu menyatakan total head pompa terhadap debit. Selain total head, dapat pula dibaca NPSHr, BHP, dan efisiensi hidrolik. Untuk setiap pompa mempunyai kurvanya masing-masing dan yang hanya berlaku untuk putaran tertentu.

Fluida cair atau likuid mempunyai sifat-sifat fisis yang mempengaruhi kerja pompa. Sifat-sifat fisis itu antara lain :

- tingkat korosivitas terhadap logam, khususnya logam berbasis besi,
- massa jenis, yang mempengaruhi daya yang diperlukan,
- viskositas, yang mempengaruhi kerugian tekanan pada instalasi perpipaan,

- vapour pressure, yang mempengaruhi tingkat kemungkinan kavitas,
- temperatur, yang mempengaruhi pemilihan material dan mampu menambah resiko kavitas

BAB 4

PELAKSANAAN KEGIATAN

4.1 Kegiatan Administrasi Surat Menyurat

Kegiatan ini dimulai dengan penerimaan Surat Permohonan kepada Rektor ITNY cq. Dekan FTI dari PT. SLV Metropolitan Indonesia, Cilegon pada tanggal 14 Oktober 2021 yang segera disusul dengan disusunnya proposal PKM pada tanggal yang sama untuk mendapatkan Surat Tugas Surat Tugas diterbitkan maka dibuatlah proposal Usulan Pengabdian Kepada Masyarakat dikeluarkan oleh Dekan FTTI pada tanggal 15 Oktober 2021.

Pada saat dilaksanakan training secara online pada tanggal 19 dan 21 Oktober 2021 dibuat daftar hadir. Setelah selesai kegiatan, Surat Ucapan Terimakasih diterbitkan oleh PT. SLV Metropolitan Indonesia.

4.2 Pembuatan Modul Pelatihan

Modul dibagi menjadi tiga bagian yakni : bagian pertama adalah Modul 1, bagian kedua adalah Modul 2, dan bagian ketiga adalah Modul 3. Modul 1 berisi dasar-dasar konstruksi rotating equipment, Modul 2 berisi tentang desain pompa sentrifugal, dan Modul 3 berisi tentang inspeksi pompa sentrifugal. Sumber-sumber yang dipakai sebagai acuan adalah buku-buku tentang pompa dan kompresor serta sumber lain yang terkait misalnya dari pengalaman dan dari internet.

4.3 Pelaksanaan Training

Puncak pelaksanaan kegiatan Pengabdian Kepada Masyarakat tanggal 19 dan 21 Oktober 2021 dari jam 19.30 – 22.30 WIB. Peserta training berjumlah 6 orang pada hari pertama, dan 9 orang pada hari kedua. Daftar hadir sebagaimana pada Tabel 4.1.

Tabel 4.1 : Daftar hadir peserta training

Nama Lengkap	Email	No Handphone
Johannes Pemandi P. Utomo	tatokpras@gmail.com	081360699628
Heri Gunawan	herigunawan2881@gmail.com	81328451114
Fajar Ramadhan	ramadhanfajar_medan@yahoo.co.id	081372730706
Juwisa Diky Permana	juwisdiky97@gmail.com	081310242238
Sulaiman	sulaiman_male@yahoo.co.id	081366554437
Muhammad Azhar	muhammadazhar823@gmail.com	082370915591
Henry sibuea	sibueahenry4@gmail.com	082111656864
syaiful kadri aswad	ipoel_165@yahoo.co.id	081270425123
Jefron Pauttaran	jefron.aslmarine@gmail.com	08117004321
fajar ramadhan	ramadhanfajar_medan@yahoo.co.id	081372730706
Heri Gunawan	herigunawan2881@gmail.com	81328451114
Sulaiman	sulaiman_male@yahoo.co.id	081366554437
Ali Amirudin	ali.amirudin@dgas.co.id	+628111579986
Juwisa Diky Permana	juwisdiky97@gmail.com	081310242238
Muhammad Azhar	muhammadazhar823@gmail.com	082370915591

4.4 Diskusi

Pada saat training terjadi diskusi yang sangat dinamis terkait dengan

1. Ketahanan material pompa terhadap korosifitas media kerja
2. Cara mengatasi ketidaklurusan sambungan flens pada pipa dan pompa
3. Cara mengatasi kavitas
4. Cara memastikan keamanan pompa terhadap terjadinya kavitas.

BAB 5

HASIL KEGIATAN DAN EVALUASI

5.1 Hasil Kegiatan

Sesuai dengan proposal yang disetujui, hasil kegiatan atau keluaran kegiatan Pengabdian Kepada Masyarakat ini adalah :

1. Laporan kegiatan Pengabdian Kepada Masyarakat
2. Modul Pelatihan yang merupakan lampiran dari laporan

5.2 Evaluasi

Pelaksanaan kegiatan Pengabdian Kepada Masyarakat ini berhasil dilaksanakan dengan baik. Hal itu terlihat dari proses pelaksanaan sejak awal sampai akhir. Selain itu keberhasilan ini dapat dilihat dari :

1. Proses administrasi yang terstruktur dan tertata rapi.
2. Terlaksananya training sesuai jadwal.
3. Terwujudnya laporan dan modul pelatihan.
4. Terdokumentasikannya seluruh surat menyurat pendukung kegiatan, presensi kehadiran anggota kelompok saat sosialisasi, dan gambar-gambar terkait.
5. Dukungan penuh dari ITNY

BAB 6

KESIMPULAN DAN SARAN

6.1 Kesimpulan

Telah dilaksanakan kegiatan Pengabdian Kepada Masyarakat yang berjudul Rotating Equipment Inspector Pompa Sentrifugal. Kegiatan dilaksanakan dari tanggal 14 s/d 24 Oktober 2021. Kegiatan ini merupakan tindak lanjut permohonan Direktur PT. SLV Mertropolitan Indonesia kepada Rektor ITNY cq. Dekan FTI. Kegiatan meliputi surat-menjurat, studi pustaka, pembuatan modul yang kemudian dilanjutkan dengan pelaksanaan training. Seluruh rangkaian kegiatan terlaksana dengan baik sesuai dengan jadwal yang tersusun.

6.2 Saran

Kegiatan Pengabdian Kepada Masyarakat yang berupa training keteknikan sangat membantu pengembangan kompetensi para dosen ITNY. Oleh karena itu disarankan kepada para pembaca, khususnya para dosen di ITNY, untuk mengembangkan kegiatan Pengabdian Kepada Masyarakat berupa training-training keteknikan.

DAFTAR PUSTAKA

Raswari, Teknologi dan Perencanaan Sistem Perpipaan, Penerbit Universitas Indonesia (UI-Press) – Jakarta, 2010.

Soufyan Moh. Noerbambang dan Takeo Morimura, *Perancangan dan Pemeliharaan Sistem Plumbing*, PT. Pradnya Paramita - Jakarta, cetakan ke delapan, 2000

Tyler G. Hicks, P.E. dan T.W. Edwards, P.E., *Teknologi Pemakaian Pompa*, alih bahasa oleh Zulkifli Harahap, Penerbit Erlangga – Jakarta, 1996.

Victor L. Streeter dan E. Benjamin Wylie, *Mekanika Fluida*, Jilid 1, alih bahasa oleh Arko Prijono,M.S.E., Penerbit Erlangga – Jakarta, 1999

Yohanes Agus Jayatun, *Penyuluhan Kompor Biomass*, Laporan Pengabdian Kepada Masyarakat, P3M STTNAS Yogyakarta, Juni 2016

Yohanes Agus Jayatun, *Teori Api dan Pemadaman Kebakaran Dalam Penanggulangan Kebakaran*, Laporan Pengabdian Kepada Masyarakat, P3M STTNAS Yogyakarta, Junni 2018.

Yohanes Agus Jayatun, *Rancang Bangun Domestic Incinerator*, Laporan Pengabdian Kepada Masyarakat, LPPMI ITNY Yogyakarta, Juli 2020.

Yohanes Agus Jayatun, dkk., *Perancangan Ulang Alat Bakar Sampah Domestik Milik Desa Pandes, Kecamatan Wedi, Kabupaten Klaten, Jawa Tengah*, LPPMI ITNY Yogyakarta, Januari 2021

Yohanes Agus Jayatun, *Kalkulasi Discharge Head Pompa Transfer Pada Sistem Plumbing Menggunakan Metode Hazen-William*, Webinar Prodi. Teknik Mesin S1 FTI. ITNY. Yogyakarta, Juli 2021.

LAMPIRAN

1. Surat Permohonan dari PT. SLV Metropolitan Indonesia
2. Surat Tugas dari FTI ITNY
3. Modul
4. Surat Terimakasih dari PT. SLV Metropolitan Indonesia



One Stop Training & Certification
Inspection - Welding Engineering Consultant
WPS Design - Welder Qualification & Certification - NDT & PWHT Services

No : 0340/SLV.ST/X/2021
Lampiran : 2 lembar
Perihal : Permohonan Penugasan

Kepada Yth.

Rektor ITNY c/q Dekan FTI – ITNY
Yogyakarta

Sehubungan akan diselenggarakannya kegiatan *Training Rotating Equipment Inspector* oleh PT. SLV Metropolitan Indonesia , pada:

Hari/tgl : Selasa – Jumat / 19 – 22 Oktober 2021
Waktu : 19.30 – 22.30 WIB
Materi : Rotating Equipment
Tempat : Online Via Zoom

Maka dengan ini kami mohon penugasan dosen atas nama :

1. Ir. Yohanes Agus Jayatun, M.T.
2. Ir. M. Abdulkadir, M.T.

sebagai narasumber pada kegiatan di atas.

Demikian surat ini kami sampaikan, untuk dipergunakan sebagaimana mestinya. Atas perhatian dan kerjasama yang baik kami ucapkan terima kasih.

Cilegon, 14 Oktober 2021



Helman Novrando
Direktur

RELAX IT'S ONLY WELDING | 1



+62 254 8481 815



Metro Cilegon A1 No. 9-10
Cilegon, Banten - Indonesia 42411



admin@slv.co.id
www.slv.co.id



INSTITUT TEKNOLOGI NASIONAL YOGYAKARTA

FAKULTAS TEKNOLOGI INDUSTRI

PROGRAM STUDI TEKNIK MESIN S1

PROGRAM STUDI TEKNIK ELEKTRO S1

Jl. Babarsari, Caturtunggal, Depok, Sleman, Yogyakarta 55281 Telp. (0274) 485390, 486986, 487540 Fax. (0274) 487249
Email : info@itny.ac.id, Website : www.itny.ac.id

SURAT TUGAS

Nomor : 030.b/ITNY/FTI/ST-Dsn/X/2021

Yang bertanda tangan di bawah ini, Dekan Fakultas Teknologi Industri, Institut Teknologi Nasional Yogyakarta memberi tugas kepada :

Nama : Ir. Y. Agus Jayatun, M.T.
NIDN / NIK : 0524116201 / 1973 0091
Pangkat / Golongan : Pembina Tk I / IV b
Jabatan Akademik : Lektor
Status : Dosen Program Studi Teknik Mesin S1 ITNY
Keperluan : Sebagai Narasumber Kegiatan "Training Rotating Equipment Inspector" oleh PT. SLV Metropolitan Indonesia.
Materi : *Rotating Equipment*
Hari, Tanggal : Selasa – Jum'at, 19 - 22 Oktober 2021
Pukul : 19.30 – 22.30 WIB
Tautan Pertemuan : Online Via Zoom.

Demikian surat tugas ini agar dapat dilaksanakan sebagaimana mestinya.

Dikeluarkan Di : Yogyakarta
Pada Tanggal : 15 Oktober 2021

Dekan,
Fakultas Teknologi Industri

Dr. Daru Sugati, S.T., M.T.
NIK : 1973 0125

Tembusan kepada Yth.:

1. Wakil Rektor I ITNY
2. Wakil Rektor II ITNY
3. Ka. Program Studi S1 Teknik Mesin ITNY
4. Ka. Bag. Akademik ITNY
5. Ka. Bag SDM ITNY
6. Arsip

ROTATING EQUIPMENT

Basic Design and Failure Analysis

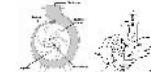
Ir. Yohanes Agus Jayatun, M.T.
Teknik Mesin – ITNY
Yogyakarta

Rotating Equipment :

Peralatan mekanikal yang digunakan untuk memindahkan/mengalirkan fluida dengan memanfaatkan energi yang timbul dari bagian peralatan yang berputar.



- Bagian berputar :
- Impeller
- Blade
- dll



Bagian-bagian Utama Rotating Equipment



Rotating Part



Shaft / Poros



Shaft Seal



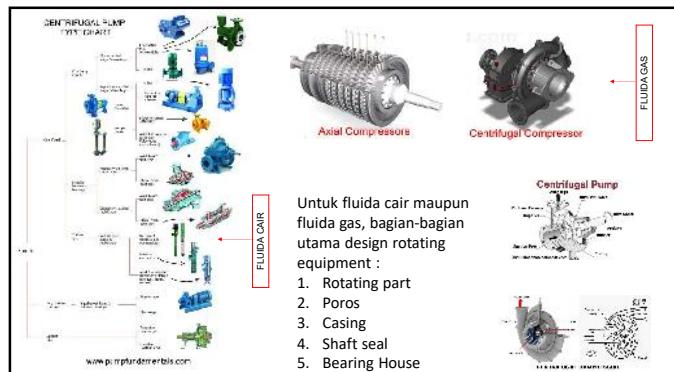
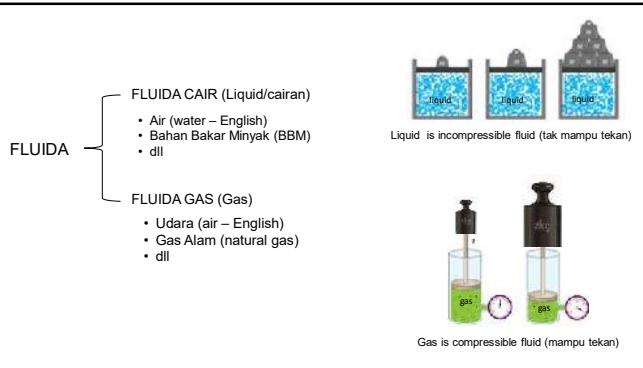
Casing



Bearing House



Penggerak :
Motor Listrik atau Mesin Diesel



FUNGSI, CARA KERJA, dan BEBAN pada BAGIAN-BAGIAN UTAMA				
NO	NAMA BAGIAN	FUNGSI	CARA KERJA	BEBAN
1	Rotating part	Membangkitkan energi kinetik (energi akibat gerakan) ke fluida	Berputar	<ul style="list-style-type: none"> • Tekanan/pressure
2	Shaft/Poros	Menghantarkan torsi dari penggerak ke rotating part	Berputar	<ul style="list-style-type: none"> • Torsi, dan • momen lengkung
3	Casing	Mengkonversi energi kinetik fluida menjadi energi potensial (berupa tekanan/discharge pressure)	Statis	<ul style="list-style-type: none"> • Tekanan/pressure
4	Kopling	Menyambung poros mesin dengan poros penggerak	Berputar	<ul style="list-style-type: none"> • Torsi
5	Bearing	Menutup seluruh beban dan gaya-gaya yang timbul	Berputar	<ul style="list-style-type: none"> • Gaya Aksial • Gaya Radial
6	Shaft Seal	Pengait antara poros dengan casing, agar tidak terjadi kebocoran fluida pada lobang masuk poros pada casing		<ul style="list-style-type: none"> • Gaya aksial • Gaya gesek

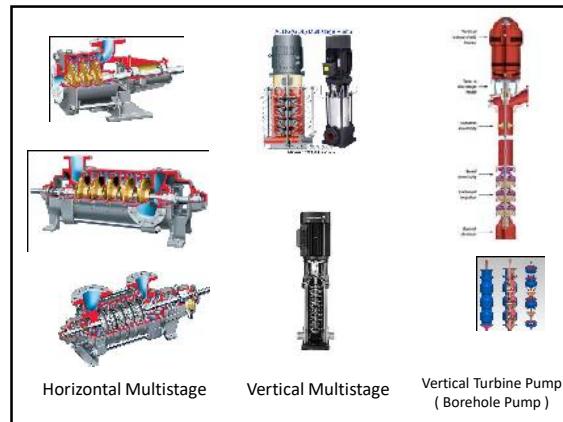
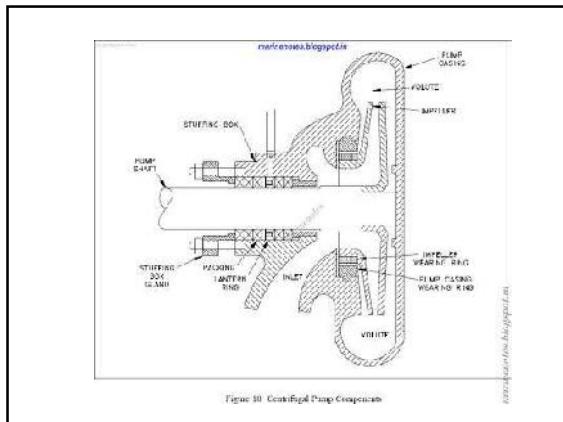
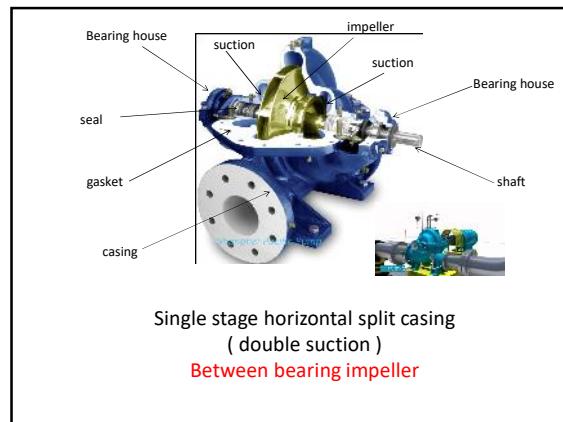
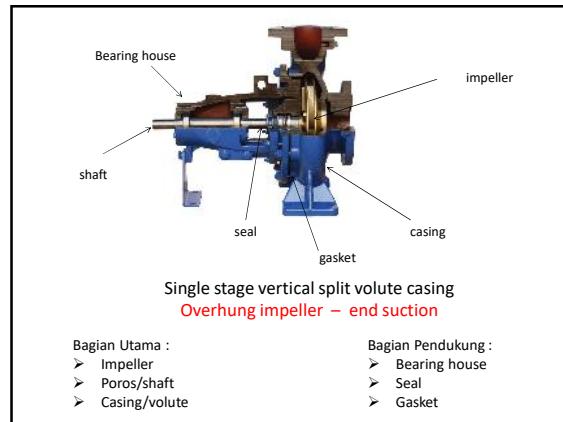
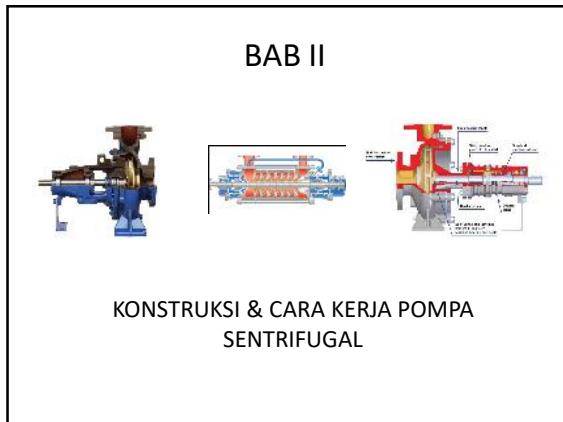
FAILURE ANALYSIS Bagian-bagian Utama				
NO	NAMA BAGIAN	FAILURE MODE	AKIBAT	PENYEBAB
1	Rotating part	Aus / Wear	Unjuk kerja mesin turun	<ul style="list-style-type: none"> • Tergerus oleh aliran fluida secara mekanis atau karena bereaksi secara kimia dengan fluida. • Tergerus oleh benda asing yang terikut aliran fluida
				<ul style="list-style-type: none"> • Kavitas
		Cavity / bopeng	Penurunan kekuatan material	<ul style="list-style-type: none"> • Turumbuk oleh benda asing yang terikut aliran fluida • Korosi
		Unbalance	Noise / vibrasi	<ul style="list-style-type: none"> • Ketidaktelitian Proses produksi • Ketidaktelitian Perakitan

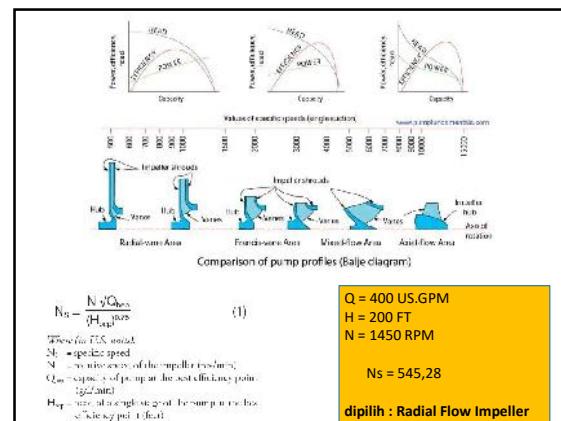
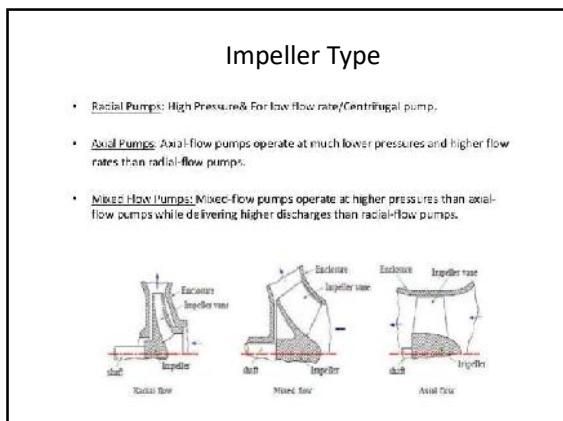
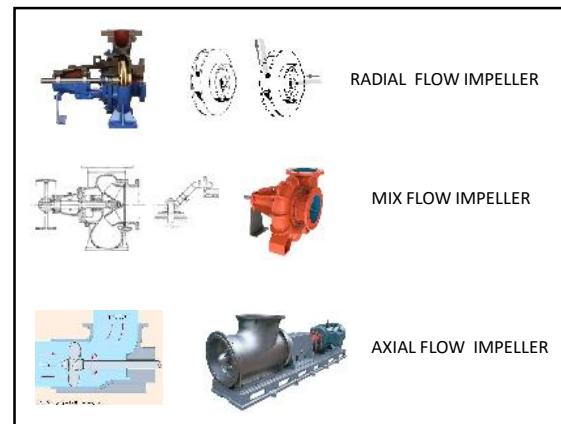
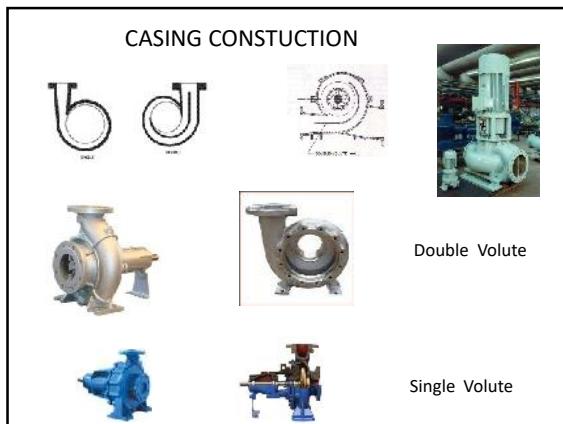
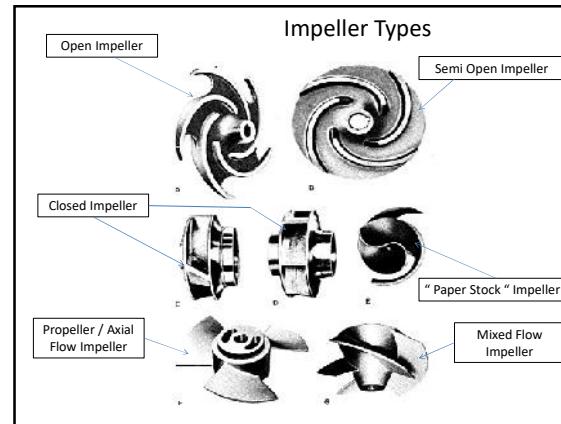
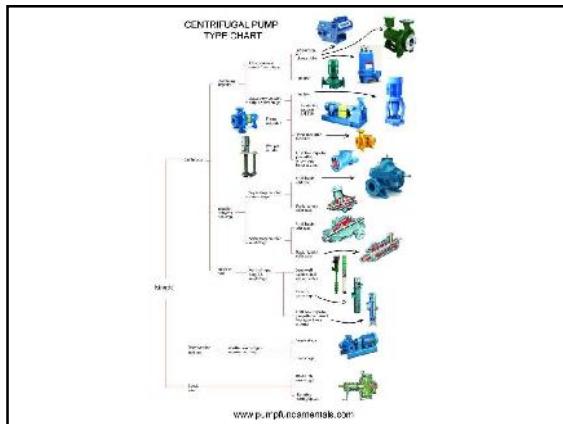
FAILURE ANALYSIS Bagian-bagian Utama				
NO	NAMA BAGIAN	FAILURE MODE	AKIBAT	PENYEBAB
2	Shaft/Poros	Patah terpuntir	Mesin shutdown	<ul style="list-style-type: none"> Beban lebih (over load) Shock load (bebani kejut) Resonansi
		Aus		<ul style="list-style-type: none"> korosi Bereaksi secara kimia dengan fluida karena shaft sleeve bocor.
		Melengkung		<ul style="list-style-type: none"> Timbul beban radial yang lebih besar dari yang diijinkan.

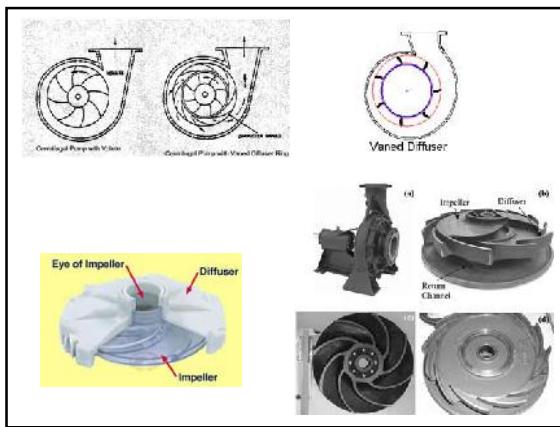
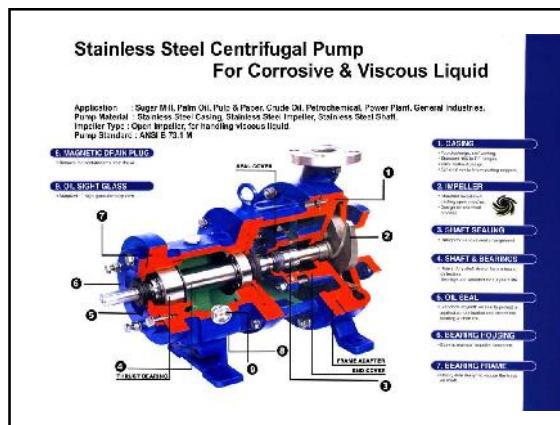
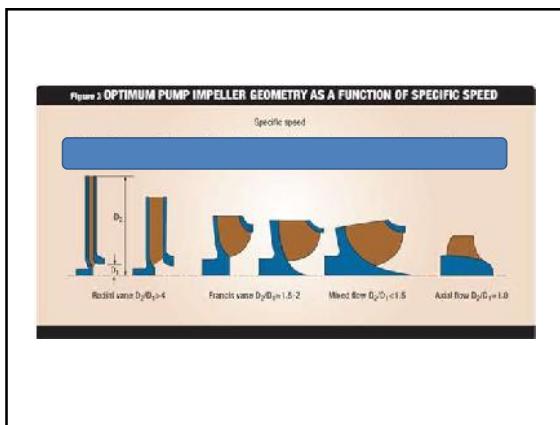
FAILURE ANALYSIS Bagian-bagian Utama				
NO	NAMA BAGIAN	FAILURE MODE	AKIBAT	PENYEBAB
3	Casing	Crack / Retak	Muncul rembesan fluida dan bahkan dapat mengharuskan mesin shutdown	<ul style="list-style-type: none"> Over load tekanan Shock load (bebani kejut) Tarikan (gaya luar) dari perpipaan. Ini dapat terjadi apabila antara perpipaan dengan mesin tidak dipasang flexible joint
4	Kopling	Aus	Noise / Vibrasi	<ul style="list-style-type: none"> Sambungan poros tidak lurus (misalignment) Baut-baut pengencang longgar (looseness) Momen lengkung akibat beban radial

FAILURE ANALYSIS Bagian-bagian Utama				
NO	NAMA BAGIAN	FAILURE MODE	AKIBAT	PENYEBAB
5	Bearing	Cincin luar, cincin dalam, dan ball/roller aus	Noise / Vibrasi	<ul style="list-style-type: none"> Pelumasan kurang Overload beban radial dan atau aksial Terpasang terlalu ketat
6	Shaft Seal	Aus	Muncul rembesan atau bocor yang dapat mengakibatkan mesin harus shutdown	<ul style="list-style-type: none"> Umur Material seal bereaksi secara kimia dengan fluida Pada gland packing : baut-baut pengencang terlalu kendor atau bahkan terlalu kencang. Pada mechanical seal gaya pegas terlalu kuat.

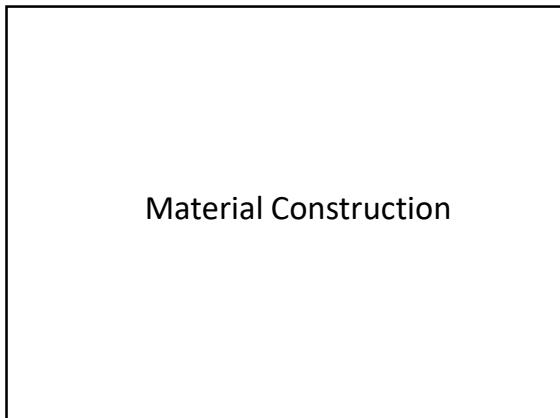
Terimakasih







Description	Code No.	Description	Code No.
DIN 1006			
Part List			
View Drawing	+	3.30.1	Centrifuge Casement
Impeller	+	1.10.1	Oil Seal
Shaft			
Bearing Housing	+	1.2.1	Oil Seal
Wear Ring	+	1.2.2	Oil Seal
Non-Moving Block			



ASTM A106	ASME B31.3	ASME B31.4	ASME B31.5	ASME B31.6	ASME B31.7	ASME B31.8	ASME B31.9	ASME B31.10	ASME B31.11	ASME B31.12	ASME B31.13	ASME B31.14	ASME B31.15	ASME B31.16	ASME B31.17	ASME B31.18	ASME B31.19	ASME B31.20	ASME B31.21	ASME B31.22	ASME B31.23		
AISI 316L																							
ASTM A312																							
ASTM A304																							
ASTM A312M																							
ASTM A304M																							
ASTM A312M-03																							
ASTM A304M-03																							
ASTM A312M-03-03																							
ASTM A304M-03-03																							
ASTM A312M-03-03-03																							
ASTM A304M-03-03-03																							

Steel (Baja)

- Steel : An alloy of iron and carbon with up to max. 2% carbon and other elements such as Mn, Si, P and S, some alloying elements are also added such as Cr, Ni, Mo, V, Nb, etc.

DIN EN 10020 defines:
Steel: a material which contains by weight + iron more than any other single element, having a carbon content generally less than 2% and containing other elements. A limited number of steels may contain more than 2% of carbon, but 2% is the usual dividing line between steel and cast iron.

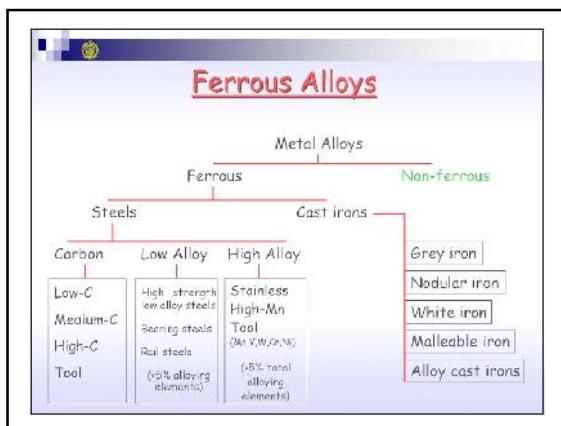
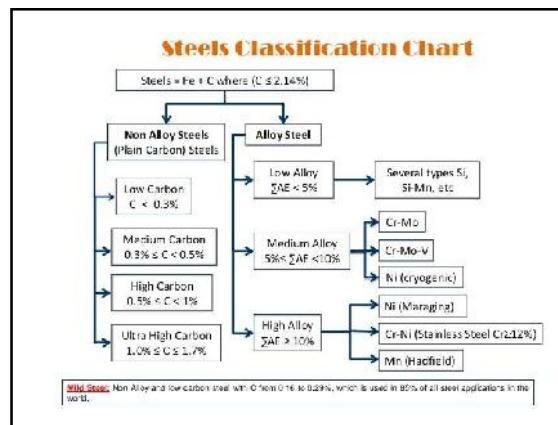
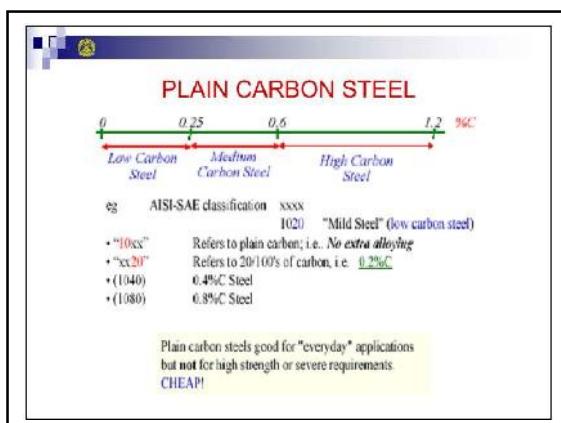


Table 1. Chemical compositions (in weight %) of some typical AISI steels

Type	US designation	C	Mn	Si	Cr	Ni	Mo	N	Other
AISI 301	S70100	0.15	5.50-7.50	<1.00	16.00-18.00	3.5-5.50	-	0.25	-
AISI 302	S20200	0.15	7.50-9.00	<1.00	17.00-19.00	4.0-6.0	-	0.25	-
AISI 303	S20300	0.15	7.50	<1.00	16.00-18.00	6.0-8.0	-	0.30-0.40	-
AISI 402	S30200	0.15	5.20	1.00	17.00-19.00	3.5-10.0	-	-	-
AISI 303	S30300	0.15	5.20	1.00	17.00-19.00	3.5-10.0	0.0	-	-
AISI 304	S30400	0.08	5.20	1.00	18.00-20.00	3.5-10.5	-	-	-
AISI 304H	S30409	0.04-0.10	<2.00	1.00	18.00-20.00	3.5-10.5	-	-	-
AISI 304L	S30408	0.03	<2.00	1.00	18.00-20.00	3.5-12.0	-	-	-
AISI 304N	S30408	0.08	<2.00	1.00	18.00-20.00	3.5-10.5	-	0.10-0.16	-
AISI 304LN	S30405	0.03	<2.00	1.00	18.00-20.00	3.5-12.0	-	0.10-0.16	-
AISI 808	S70800	0.08	<2.00	1.00	19.00-21.00	10.0-12.0	-	-	-
AISI 809	S70900	0.20	<2.00	1.00	22.00-24.00	12.5-15.0	-	-	-
AISI 310	S31000	0.25	<2.00	1.00	24.00-26.00	19.5-22.0	-	-	-
AISI 716	S71600	0.08	<2.00	1.00	16.00-18.00	10.0-14.0	2.0-3.0	-	-
AISI 310H	S31069	0.08	<2.00	1.00	16.00-18.00	10.0-14.0	2.0-3.0	-	-
AISI 310L	S31069	0.03	<2.00	1.00	16.00-18.00	10.0-14.0	2.0-3.0	-	-
AISI 310LM	S31063	0.03	<2.00	1.00	16.00-18.00	10.0-14.0	2.0-3.0	0.10-0.16	-
AISI 316H	S31661	0.08	<2.00	1.00	16.00-18.00	10.0-14.0	2.0-3.0	0.10-0.16	-
AISI 317	S31750	0.08	<2.00	1.00	18.00-20.00	12.5-15.0	3.0-4.0	-	-
AISI 317L	S31765	0.03	<2.00	1.00	18.00-20.00	12.5-15.0	3.0-4.0	-	-
AISI 321	S32100	0.08	<2.00	1.00	17.00-19.00	9.5-12.0	-	-	Ti&Ta 0.05%
AISI 321H	S32159	0.04-0.10	<2.00	1.00	17.00-19.00	9.5-12.0	-	-	Ti&Ta 0.05%
AISI 347	S34700	0.08	<2.00	1.00	17.00-19.00	9.5-13.0	-	-	NiSi 0.10-0.15%
AISI 547H	S54709	0.04-0.10	<2.00	1.00	17.00-19.00	9.5-13.0	-	-	1.0NiSi 0.10-0.15%
654MD®	S2054	0.07	2.00-4.00	<0.50	24.0-25.0	21.5-21.0	2.0-3.0	0.05-0.05	Ca 0.30-0.50

(AISI = American Iron and Steel Institute; UNS = unified numbering system)



Class	AISI Series	Major Characteristics
Carbon Steels	10xx	Carbon steel
	11xx	High-carbon carbon steel
Alloy Steels	13xx	Manganese 1.75%
	16xx	Manganese 1.00%
	24xx	Nickel 0.75%
	25xx	Nickel 5.00%
Nickelchromium	31xx	Nickel 1.00%, chromium 0.65 to 0.80%
	33xx	Nickel 0.75%, chromium 1.25%
Molybdenum	70xx	Molybdenum 0.50%
	71xx	Chromium 0.75%, molybdenum 0.40%
	73xx	Nickel 1.00%, chromium 0.50 or 0.80%, molybdenum 0.25%
	78xx	Nickel 1.00%, molybdenum 0.75%
	90xx	Nickel 1.00%, molybdenum 0.75%
Chromium	50xx	Chromium 0.80 to 0.00%
	51xx	Chromium 0.90, cobalt 0.10%
	56xx	Carbon 1.00%, chromium 0.50, 1.00 or 1.40%
Chromium vanadium	61xx	Chromium 0.80 to 0.95%, vanadium 0.10 to 0.15% min
	68xx	Nickel 0.50%, chromium 0.80%, molybdenum 0.25%
	87xx	Nickel 0.25%, chromium 0.25%, molybdenum 0.25%
	92xx	Manganese 0.40%, chromium 0.05%
	98xx	Nickel 3.25%, chromium 1.20%, molybdenum 0.12%
	94xx	Manganese 1.00%, nickel 0.10%, chromium 0.40%, molybdenum 0.12%
	97xx	Nickel 0.50%, chromium 0.12%, molybdenum 0.05%
	98xx	Nickel 1.00%, chromium 0.50%, molybdenum 0.25%

Table 7-7. Carbon Content of Cast Iron and Steel

Item	Approximate Percent of Carbon	Condition of Incorporated Carbon
Pig iron	4	Free and combined
White cast iron	3.5	Mostly combined
Gray cast iron	2.5 to 4.5	0.6 to 0.9 percent free
Malleable cast iron	2 to 3.5	2.6 to 2.9 percent combined
Tool steel	0.8 to 1.7	Free and combined
High-carbon steel	0.5 to 0.9	All combined
Medium-carbon steel	0.3 to 0.5	All combined
Cast steel	0.15 to 0.6	All combined
Low-carbon steel	up to 0.3	All combined

PENGUKURAN TEKANAN

STAINLESS STEELS						
UNS	Number	AISI	ASTM	EN	JIS	Other / Patent
S43000	430	Type 430	AISI 300	SAE 10X	JIS X	UNS N08000 UNS S31250 UNS S31251 UNS S31252
S43200	431	Type 431	AISI 310, 314, 316, 316L	SAE 10X	JIS X	UNS N08001 UNS S31250 UNS S31251 UNS S31252
S43300	432	Type 432	AISI			
S43400	434	Type 434	AISI			
S43500	435	Type 435	AISI			
S43600	436	Type 436	AISI			
S43700	437	Type 437	AISI			
S43800	438	Type 438	AISI			
S43900	439	Type 439	AISI			
S44000	440	Type 440	AISI			
S44100	441	Type 441	AISI			
S44200	442	Type 442	AISI			
S44300	443	Type 443	AISI			
S44400	444	Type 444	AISI			
S44500	445	Type 445	AISI			
S44600	446	Type 446	AISI			
SPECIALITY / HIGH TEMPERATURE ALLOYS						
UNS	Number	AISI	ASTM	EN	JIS	Other / Patent
S20700	7					
S21000	7A					
S21100	7B					
S21200	7C					
S22000	44C	Type 44C	AISI 300	SAE 10X	JIS X	UNS N08002
Standard materials: (Special materials available as an option)						
Pump type	NCTs		NCThs			
Volute casing	GIGG40.3		GS-C25			1.4408
Impeller	GS25		GS25			1.4408
Intermediate casing	GIGG40.3		GS-C28			1.4408
Cover plate	S137		S137			1.4571
Shafts	1.4057		1.4057			1.4571
Sleeve bearing casing	GS25		GS25			1.4408
Motor support bracket	S137		S137			GS1414671
Bearing housing	GS25		GS25			GS25
Tubes	S137		S137			1.4571
Column pipe	S137		S137			1.4571
Discharge pipe	S137		S137			1.4571
Ductile iron	GOGH40.3	→ A 356	1.4408 (3.25 CrNiMo 18.10)	→ A 296 CF8M		
Cast iron	GS25	→ A 48-Nc30	1.4571 (X10 CrNiMoTi 18.10)	→ AISI 318L		
Cast steel	GS-C25	→ A 216-WOB	1.4057 (X22 CrNi Ti)	→ A 431		
Carbon steel	S137	→ A 53 Gr. A				

Fig. 3 — Classification for stainless and alloys.

Pressure atau Tekanan

Pressure adalah gaya (berat) per satuan luas

Definition of Pressure, P

$$P = F/A$$

SI unit: N/m^2

$1 \text{ N/m}^2 = 1 \text{ Pascal (1 Pa)}$

$$p = \text{kg/cm}^2, \text{psi}, \text{atm}, \text{bar}, \text{TORR}, \text{kgf/cm}^2$$

$$= \text{m.k.a (meter kolom air)}$$

$$= \text{m.w.c (meter water coulomn)}$$

$$= \text{m.H}_2\text{O}$$

$$= \text{m (meter / = m.w.c)}$$

$$= \text{cm.Hg}$$

$$= \text{mm.Hg}$$

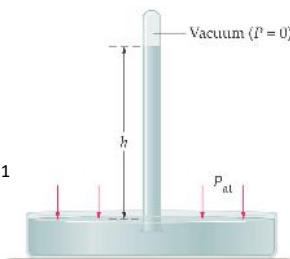
Standard materials: (Special materials available as an option)			
Pump type	NCTs		NCThs
Volute casing	GIGG40.3		GS-C25
Impeller	GS25		GS25
Intermediate casing	GIGG40.3		GS-C28
Cover plate	S137		S137
Shafts	1.4057		1.4057
Sleeve bearing casing	GS25		GS25
Motor support bracket	S137		S137
Bearing housing	GS25		GS25
Tubes	S137		S137
Column pipe	S137		S137
Discharge pipe	S137		S137
Ductile iron	GOGH40.3	→ A 356	1.4408 (3.25 CrNiMo 18.10) → A 296 CF8M
Cast iron	GS25	→ A 48-Nc30	1.4571 (X10 CrNiMoTi 18.10) → AISI 318L
Cast steel	GS-C25	→ A 216-WOB	1.4057 (X22 CrNi Ti) → A 431
Carbon steel	S137	→ A 53 Gr. A	

A barometer compares the pressure due to the atmosphere to the pressure due to a column of fluid, typically mercury. The mercury column has a vacuum above it, so the only pressure is due to the mercury itself.

$$P_{atm} = 76 \text{ cm.Hg} (= 1 \text{ atm})$$

$$1 \text{ atm} = 1 \text{ TORR}$$

Tekanan udara luar di pantai,
Tekanan udara luar (P_{bar}) = 1
bar = 1 atm



$$1 \frac{\text{kg}}{\text{cm}^2} = \frac{1 \text{ kg}}{10^{-4} \text{ m}^2} = 10^4 \frac{\text{kg}}{\text{m}^2} = 10^5 \text{ N/m}^2$$

$$p = \rho gh$$

$$\rho_{water} = 1 \frac{\text{kg}}{\text{l}} = 1 \times 10^{-3} \frac{\text{kg}}{\text{cm}^3}$$

$$1 \text{ l} = 1000 \text{ cm}^3$$

$$10^5 \frac{\text{N}}{\text{m}^2} = 1000 \frac{\text{kg}}{\text{m}^3} \times 10 \frac{\text{m}}{\text{s}^2} \times h$$

$$h = 10 \text{ m}$$

$$1 \frac{\text{kg}}{\text{cm}^2} = 10 \text{ m.H}_2\text{O} = 10 \text{ m}$$

$$1 \text{ atm} = 10,3 \text{ m}$$

This leads to the definition of atmospheric pressure in terms of millimeters of mercury:

$$1 \text{ atmosphere} = P_{atm} = 760 \text{ mmHg}$$

In the barometer, the level of mercury is such that the pressure due to the column of mercury is equal to the atmospheric pressure.



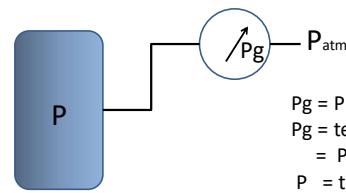
76 cm.Hg kalau fluidanya mercury (Hg). Bagaimana kalau fluida yang digunakan diganti dengan air/water ?

$$h_{water} = \frac{\rho_{mercury}}{\rho_{water}} \times h_{mercury}$$

$$h = \frac{13,6 \text{ kg/l}}{1 \text{ kg/l}} \times 76 \text{ cm} = 1033,6 \text{ cm}$$

$$h = 10,3 \text{ m}$$

PRESSURE GAUGE



$$Pg = P - Patm$$

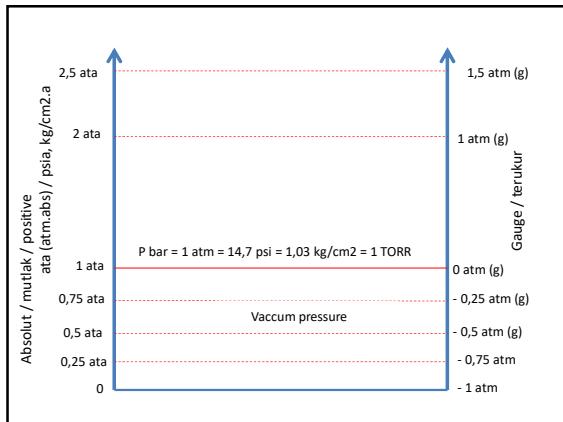
Pg = tekanan terukur

= P gauge

P = tekanan mutlak

= P absolut

= P positif



There are a number of different ways to describe atmospheric pressure.
In pascals:

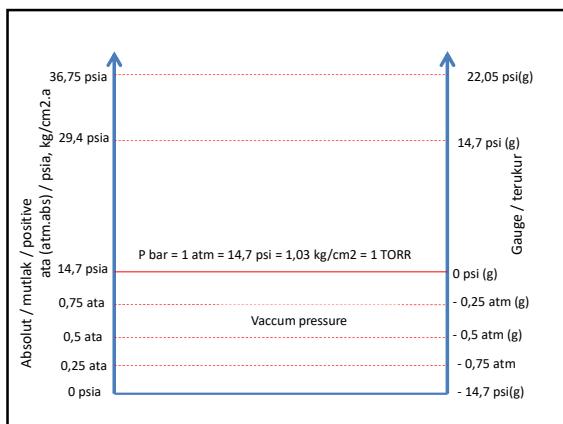
$$P_{at} = 101 \text{ kPa}$$

In pounds per square inch:

$$P_{at} = 14.7 \text{ lb/in}^2 \quad 1 \text{ lb/in}^2 = 1 \text{ psi}$$

In bars:

$$1 \text{ bar} = 10^5 \text{ Pa} \approx 1 P_{at}$$



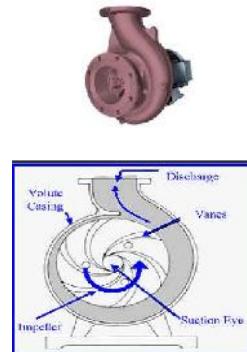
Cara Kerja Pompa Sentrifugal



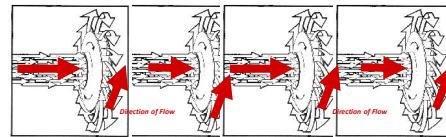
- Konsep Aliran :
Perpindahan fluida yang terus menerus,tanpa terputus dari tempat yang lebih tinggi ke tempat yang lebih rendah atau dari tekanan yang lebih tinggi ke tempat yang bertekanan lebih rendah.

Bagaimana sebuah pompa centrifugal bekerja??

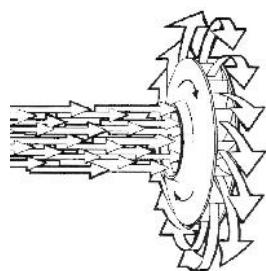
- Cairan dipaksu menuju sebuah impeler oleh tekanan atmosfir, atau dalam hal jet pump oleh tekanan buatan.
- Baling-baling impeler meneruskan energi kinetik ke cairan, sehingga menyebabkan cairan berputar. Cairan meninggalkan impeler pada kecepatan tinggi.
- Impeler dikelilingi oleh volute casing. Volute mengubah energi kinetik menjadi energi tekanan.



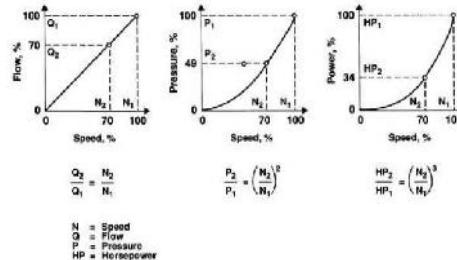
Multiple Impellers in Series



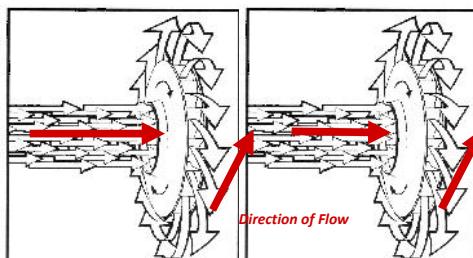
- Placing impellers in series increases the amount of head produced
- The head produced = # of impellers x head of one impeller



AFFINITY LAWS FOR PUMP



Two Impellers in Series



- Twice the pressure
- Same amount of water

Affinity Laws for Impeller Dia Change

$$\frac{Q_1}{Q_2} = \frac{D_1}{D_2}$$

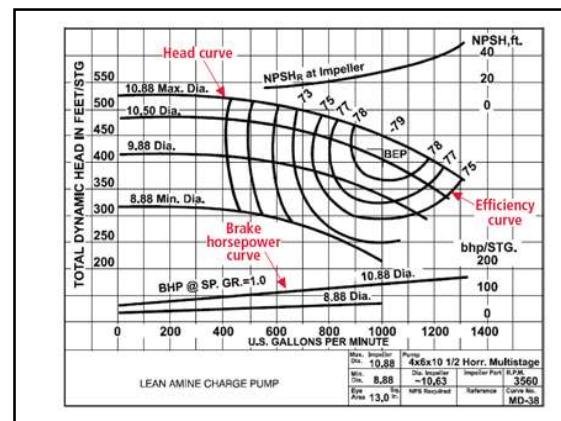
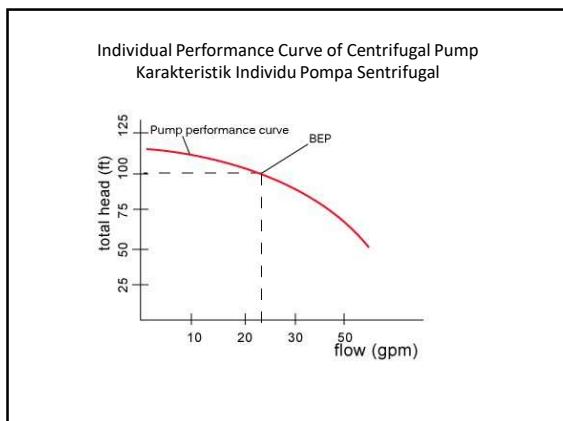
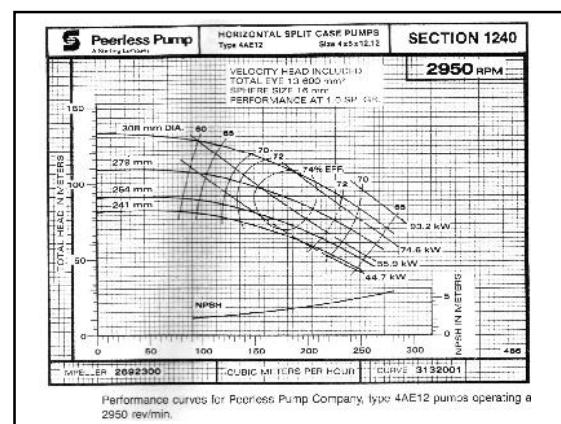
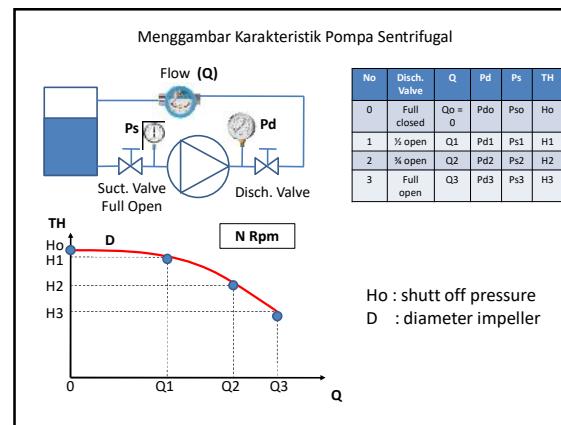
$$\frac{H_1}{H_2} = \left[\frac{D_1}{D_2} \right]^2$$

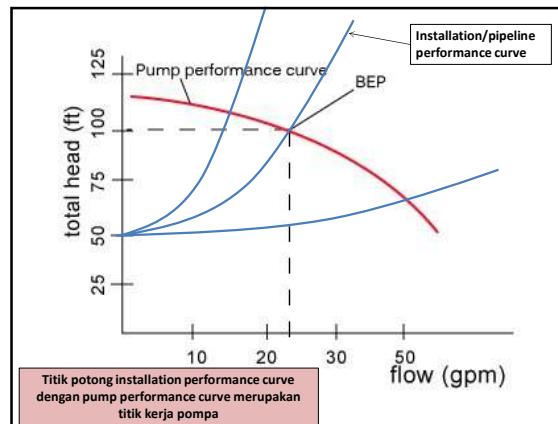
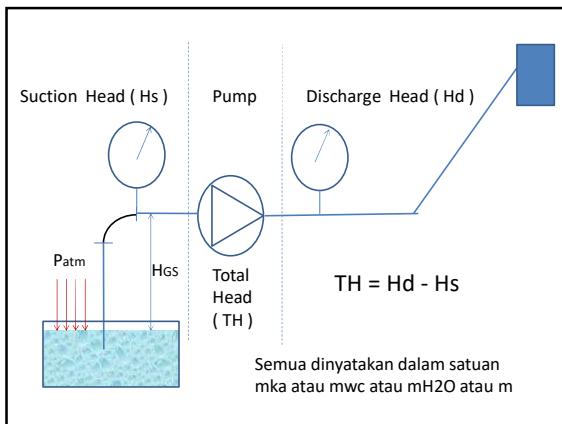
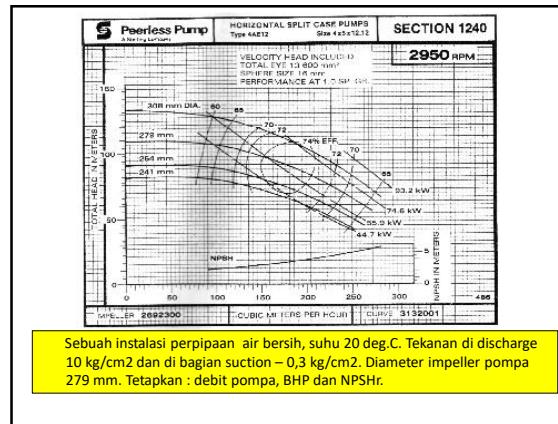
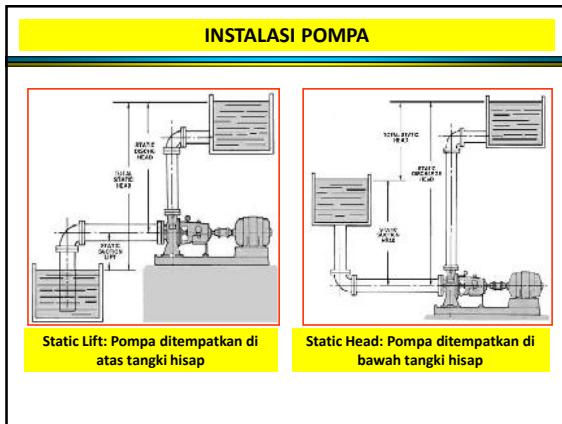
$$\frac{BHP_1}{BHP_2} = \left[\frac{D_1}{D_2} \right]^3$$

Chemical Engineering Site

Contoh affinity law

- Sebuah pompa sentrifugal berputar pada 1450 rpm. Pada putaran itu pompa memberikan flow/kapasitas sebesar $72 \text{ m}^3/\text{jam}$ pada total head 100 m. Berapa flow dan total head bila
 - Pompa diputar pada 2900 rpm,
 - Putaran tetap di 1450 rpm, tetapi diameter dikurangi 5 %
- Jawab :
 - Diputar pada 2900 rpm
 - $(Q_2/Q_1) = (n_2/n_1)$
 - $Q_2 = Q_1 \times (2900/1450)$
 - $Q_2 = 72 \times 2 = 144 \text{ m}^3/\text{jam}$
 - $(H_2/H_1) = (N_2/N_1)^2$
 - $H_2 = H_1 \times (2900/1450)^2$
 - $H_2 = 100 \times 2^2 = 400 \text{ m}$
 - Putaran 1450 rpm, $D_2 = 0,95 D_1$
 - $Q_2 = Q_1 \times (D_2/D_1)$
 - $Q_2 = 72 \times 0,95 = 68,4 \text{ m}^3/\text{jam}$
 - $H_2 = H_1 \times (D_2/D_1)^2$
 - $H_2 = 100 \times (0,95)^2$
 - $H_2 = 90,25 \text{ m}$



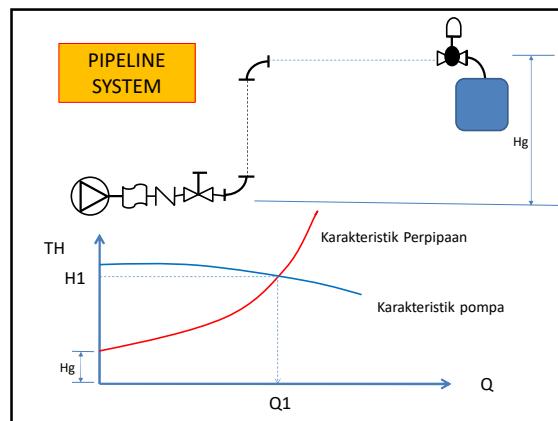


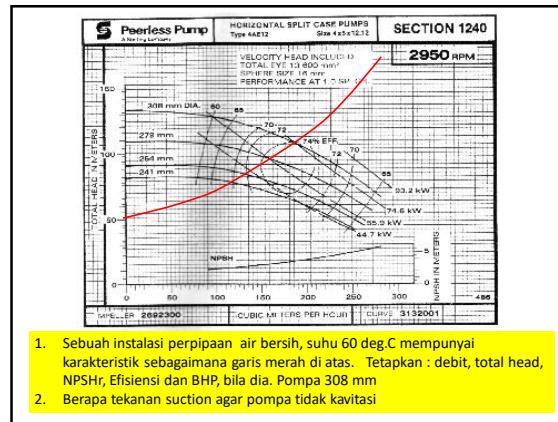
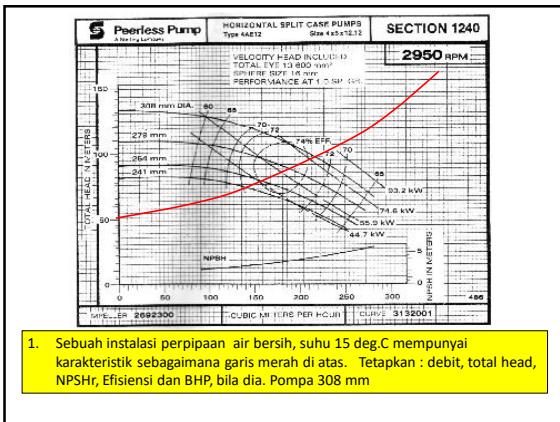
Contoh

- Sebuah discharge pressure gage dan suction vacuum gage terpasang di instalasi pompa. Hitung TH bila :
 - $P_d = 7 \text{ kg/cm}^2, P_s = -0,3 \text{ kg/cm}^2$
 - $P_d = 100 \text{ psi}, P_s = 3 \text{ psi}$
 - $P_d = 0,7 \text{ MPa}, P_s = -50 \text{ kPa}$
 - $P_d = 6 \text{ Bar}, P_s = -\frac{1}{4} \text{ Bar}$

Jawab :

- $P_d = 7 \times 10 \text{ m} = 70 \text{ m}$
 $P_s = -0,3 \times 10 \text{ m} = -3 \text{ m}$
 $TH = 70 - (-3) = 73 \text{ m}$
- $P_d = 100 : 1,42 \text{ m} = 70,4 \text{ m}$
 $P_s = 3 : 1,42 \text{ m} = 2,1 \text{ m}$
 $TH = 70,4 - 2,1 = 68,3 \text{ m}$
- $P_d = 0,7 \times 100 \text{ m} = 70 \text{ m}$
 $P_s = -50 \times 0,1 \text{ m} = -5 \text{ m}$
 $TH = 70 - (-5) = 75 \text{ m}$
- $P_d = 6 \times 10,3 \text{ m} = 61,8 \text{ m}$
 $P_s = -0,25 \times 10,3 \text{ m} = -2,575 \text{ m}$
 $TH = 61,8 - (-2,575) = 64,375 \text{ m}$





TERMINOLOGI

1. TDH = *Total Dynamic Head* yaitu besarnya head pompa. Merupakan selisih antara head discharge dengan head suction; terkadang disebut head atau total head.
2. BEP = *Best Efficiency Point*, yaitu kondisi operasi dimana pompa bekerja paling optimum.
3. NPSH_r = *Net Positive Suction Head required*, yaitu nilai head absolut dari inlet pompa yang dibutuhkan agar tidak terjadi kavitasii.
4. NPSHa = *Net Positive Suction Head available*, yaitu nilai head absolut yang tersedia pada inlet pompa.
5. Kavitasii, yaitu kondisi dimana terjadinya *bubble* (gelembung udara) di dalam pompa akibat kurangnya NPSHa (terjadi vaporisasi) dan pecah pada saat bersentuhan dengan *impeller* atau *casing*. Agar tidak terjadi kavitasii, maka NPSHa harus lebih besar dari NPSH_r.

5. Kavitasii, yaitu kondisi dimana terjadinya *bubble* (gelembung udara) di dalam pompa akibat kurangnya NPSHa (terjadi vaporisasi) dan pecah pada saat bersentuhan dengan *impeller* atau *casing*. Agar tidak terjadi kavitasii, maka NPSHa harus lebih besar dari NPSH_r.
6. Minimum flow, yaitu flow rate yang terkecil yang dibutuhkan agar pompa beroperasi dengan baik. Apabila laju alir lebih rendah dari minimum flow, pompa dapat mengalami kerusakan.
7. Efficiency, yaitu besarnya perbandingan antara energi yang dipakai (input) dengan energi output pompa.
8. BHP = *brake horsepower*, yaitu power (daya) yang dibutuhkan oleh pompa untuk bisa bekerja sesuai dengan kurvanya; memiliki satuan hp.

INSPEKSI POMPA SENTRIFUGAL

MATERIAL						
1 Casing	Cast Iron	Bearing Bush				Plain Plate & Gasket
2 Discharge Casing	-	Balance Disc Drum				Mech. Seal
3 Suction Casing	-	Bal. Counter Disc Drum				Rotary Seal
4 Stage Casing	-	Containment, Shelf/Stat Casing				Static Ring
5 Suction Impeller	-	Rotor Sheath/Can				Spring or Bellow
6 Impeller	Cast Iron	Magnet Material				Seal Metal Parts
7 Diffuser		Barrel				Rotary & Static Ring Seals
8 Wear Ring Casing		Column Pipe				Gland Plate
9 Wear Ring Impeller		Bearing Bracket				Soft Packing Ring
10 Wear Plate/Tuning		Motor Stool				Jabron Ring
11 Case Bush		Coupling				Shaft Sleeve
12 Casing Gasket		Coupling Guard				Throat Bush
13 Shaft	Steel	Base Plate				Paint

Operating Condition						
1 Liquid	WATER	Flow	Rated (m³/h)	210	NPSH _{st} Required	Min. Plant-NPSH (m)
2 Solids	Type		Max. + 10 % (m³/h)	231		Pump-NPSH (m)
3	% of Mass		Min. - 10 % (m³/h)	189	Pump Speed Rated (RPM)	2900
4 Corrosion	N/A	Minimum Flow Required (m³/h)	94	Pump Efficiency Rated (%)	73	
5 Operating Temperature (deg.C)	15	Inter Gauge Pressure	Rated (kPa)	N/A	Hydraulic Power (kW)	58.33
6 pH Value at T _m	6 - 8		Max. (kPa)	N/A	Air Rated Flow (kW)	79.90
7 Density at T _m (kg/m³)	1000	Outlet Gauge Pressure Rated (kPa)	N/A		At End of Curve (kW)	86.83
8 Vapour Pressure at T _m (kPa_abs)	1.760 (+ 8.707 m)	Differential Pressure Rated (kPa)	1000	Electric Driver Power Output Rated (kW)	110	
9 Kinematic Viscosity at T _m (cSt)	1	Total Head Rated (m)	100	Steam Turbine Power Output Rated	N/A	
10 Latent Heat of Vaporization (kJ/kg)	2450 - 2450 J/m	Shut Off Head (m)	132	Performance Curve No.	112000 dat. 300 mm	

Fluid	°C	°F	kg/m³	lb/ft³	Viscosity Centipoise	Vapor press kPa (abs)	Vapor press psi (abs)
Water	0	32	1000	62.411	1.762	0.811	0.0882
Water	5	41	1000	62.373	1.518	0.784	0.1266
Water	10	50	1000	62.331	1.306	0.728	0.1781
Water	15	59	999	62.343	1.138	0.706	0.2143
Water	20	68	998	62.263	1.002	0.709	0.2392
Water	25	77	997	62.223	0.860	0.710	0.4668
Water	30	86	996	62.181	0.767	0.747	0.6165
Water	35	95	991	62.030	0.719	0.929	0.8161
Water	40	104	986	61.917	0.653	1.384	1.0712
Water	45	113	980	61.767	0.58	2.346	2.2615
Water	50	122	978	61.602	0.547	3.751	3.7514
Water	55	131	978	61.537	0.504	15.76	2.2663
Water	60	140	974	61.472	0.466	23.46	2.8222
Water	65	149	971	61.223	0.433	25.34	3.6318
Water	70	158	978	61.033	0.404	31.201	4.5253
Water	75	167	975	60.850	0.378	38.496	5.1471
Water	80	176	971	60.601	0.354	47.415	6.6772
Water	85	185	968	60.414	0.332	57.367	8.3522
Water	90	194	965	60.223	0.314	70.182	10.1792
Water	95	203	962	60.030	0.297	84.400	12.2718
Water	100	212	958	59.819	0.282	107.325	14.0862
Water sea	10	50	1030	61.283	1.316	0.300	0.1862
Water sea	20	60	1028	64.153	1.070	2.340	0.3394

Pump Construction Design						
1 Design	Centrifugal, Horizontal Spool Casing		Max. Allowable Work Press.			
2 Number of Stages	1		Test Pressure			
3 Self Priming	No	Net Head	DN / Position			
4 Impeller Max.(mm)	308	PN / Facing				
5 Diameter mm	Rated (mm)	DN	DN / Facing			
6 min. mm	241		DN / Position			
7 Pump Length Vertical	-		Vent Connection			
8 Barrel Dimensions Vert. Pump	-		Drain Connection			
9 Casing Split	Horizontal		Shaft Seal Manufacturer			
10 Casing Seal Type	Closed		Type, Size			
11 Impeller Type	Flush Rotor (Annex F)					
12 Casing Support	Positioned On Baseplate	Material Code	DN 17807			
13 Rotation (Looking From Driver)	CW		Soft Packing Ring Dimension			
14 Axial Thrust Reduce By	Balancing Disk	Rad. Bearing	Type			
15 Impeller	-	Axial Bearing	Size			
16 Casing Chassis	Bal. Drum	-	Line Shaft Bearing			
17 Shaft Bushes	-	Bearing Bracket No.				
18 Wear Plate	-	Lubrication				

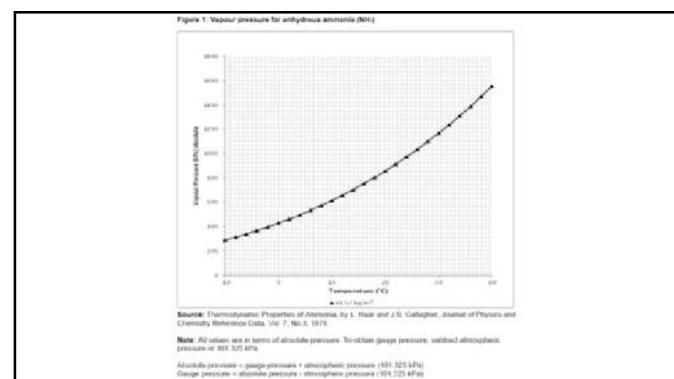


Table 1: Vapour pressure at temperature for NH ₃ at 617.7 kg/m ³							
Temperature °C	Vapour pressure kPa absolute	Temperature °C	Vapour pressure kPa absolute	Temperature °C	Vapour pressure kPa absolute	Temperature °C	Vapour pressure kPa absolute
-	-	-1	413.7	13	681.4	27	1066.4
-	-	0	429.5	14	704.7	28	1099.1
-	-	1	445.8	15	728.6	29	1132.7
-	-	2	462.6	16	753.1	30	1166.9
-	-	3	479.9	17	778.2	31	1202.0
-10	290.8	4	497.6	18	804.0	32	1237.9
-9	302.9	5	515.9	19	830.4	33	1274.5
-8	315.3	6	534.7	20	857.5	34	1312.0
-7	328.1	7	554.0	21	885.2	35	1350.3
-6	341.3	8	573.8	22	913.6	36	1389.5
-5	354.9	9	594.2	23	942.7	37	1429.5
-4	368.8	10	615.2	24	972.6	38	1470.4
-3	383.4	11	636.7	25	1003.3	39	1512.2
-2	398.3	12	658.8	26	1034.4	40	1554.8

Source: Derived from Thermodynamic Properties of Ammonia, by L. Haas and J. S. Gallagher, Journal of Physics and Chemistry Reference Data, Vol. 7, No. 3, 1978.

Note: All values in terms of absolute pressure. To obtain gauge pressure, subtract atmospheric pressure or 101,325 kPa.

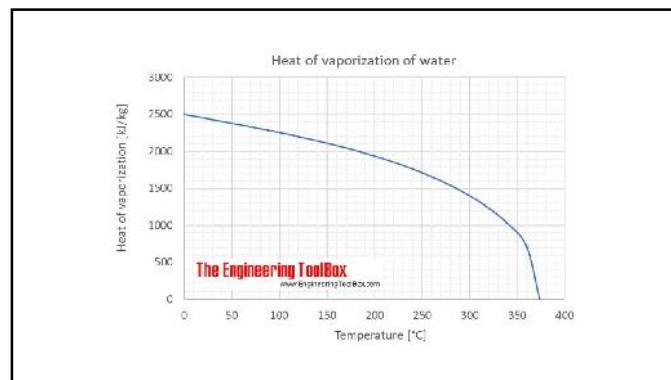


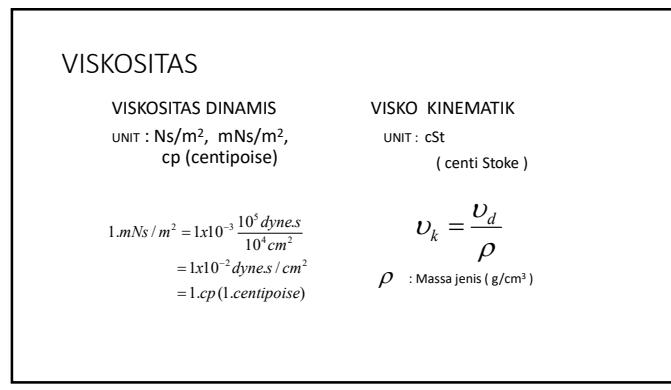
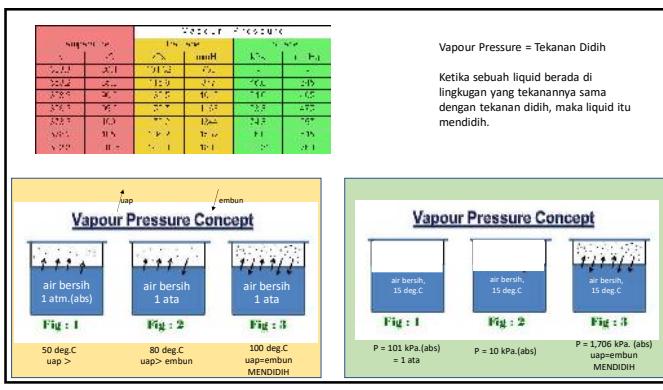
Table 2: Vapour pressure at temperature for LPG at various densities							
Temperature °C (corrected)	Density (corrected) kg/m ³ (20 deg.C)	Temperature °C (corrected)	Density (corrected) kg/m ³ (25 deg.C)	Temperature °C (corrected)	Density (corrected) kg/m ³ (30 deg.C)	Temperature °C (corrected)	Density (corrected) kg/m ³ (35 deg.C)
-10	493.1	294.1	298.4	10	511.9	503.1	501.4
-5	499.2	307.5	306.6	15	536.5	524.9	527.4
0	478.8	400.4	393.6	20	509.8	497.0	492.7
5	499.4	423.7	387.9	25	530.8	519.2	508.8
10	500.5	430.7	375.0	30	539.8	528.7	518.8
15	512.0	450.7	367.4	35	551.2	539.2	528.8
20	518.9	479.3	410.1	40	565.2	546.1	535.5
25	535.9	497.5	410.2	30	568.8	544.5	536.2
30	558.0	510.0	426.5	25	573.4	558.4	537.2
35	580.0	520.0	440.0	20	584.0	564.7	552.8
40	598.0	529.0	449.2	15	598.8	576.9	563.5
45	610.1	541.0	464.2	10	610.2	591.1	573.5
50	624.1	553.0	480.0	25	630.8	606.1	586.8
55	640.1	565.0	495.8	20	645.3	624.1	604.7
60	658.7	577.0	509.0	15	664.3	642.6	621.0
65	679.2	597.0	524.0	10	689.2	662.0	639.7
70	701.7	617.0	540.7	25	715.2	684.3	660.5
75	726.2	637.0	557.7	20	739.5	707.5	683.8
80	752.7	656.0	574.7	15	764.4	734.3	710.0
85	781.2	675.0	591.0	10	791.2	754.2	728.0
90	811.7	693.0	606.7	25	826.1	784.1	758.0
95	843.2	711.0	622.0	20	857.5	814.0	783.0
100	876.7	728.0	636.0	15	889.1	842.0	808.0
110	923.3	762.0	671.6	10	938.2	886.0	842.0
120	943.8	783.0	688.0	25	958.3	917.0	868.0

Notes: Density of 520, 565 and 610 kg/m³ at 15 °C. Values derived from API chapter 11, section 2, part 2.

Water: All vapour pressure values are in kPa absolute. To obtain gauge pressure, subtract atmospheric pressure or 101,325 kPa.

LPG: All vapour pressure values are in kPa absolute. To obtain gauge pressure, subtract atmospheric pressure or 101,325 kPa.

Fluid	°C	°F	kg/m ³	lb/ft ³	Viscosity Centipoise	Vapor press kPa (abs)	Vapor press psi (abs)
Water	0	32	1000	62.411	1.762	0.811	0.0088
Water	5	41	1000	62.411	1.518	0.873	0.1266
Water	10	50	1000	62.411	1.364	1.228	0.1981
Water	15	59	999	62.343	1.139	1.700	0.2474
Water	20	68	999	62.203	1.022	2.209	0.2392
Water	25	77	997	62.223	0.860	3.170	0.4593
Water	30	86	998	62.181	0.767	4.747	0.6160
Water	35	95	994	62.039	0.718	5.929	0.8101
Water	40	104	992	61.911	0.683	7.384	1.0710
Water	45	113	993	61.787	0.598	9.358	1.3613
Water	50	122	999	61.682	0.547	12.351	1.7514
Water	55	131	998	61.607	0.484	15.761	2.2460
Water	60	140	994	61.473	0.468	19.346	2.8623
Water	65	149	993	61.325	0.451	25.311	3.6319
Water	70	158	978	61.038	0.404	3.201	0.5253
Water	75	167	976	60.693	0.318	38.946	0.7111
Water	80	176	971	62.501	0.254	47.415	0.8770
Water	85	185	959	62.474	0.333	37.367	0.8827
Water	90	194	955	62.229	0.314	72.182	10.1782
Water	95	203	949	62.033	0.267	84.800	12.7715
Water sea	100	212	939	61.829	0.282	101.325	14.0800
Water sea	10	50	1039	61.283	1.346	1.300	0.1981
Water sea	20	68	1025	64.153	1.070	2.340	0.3294



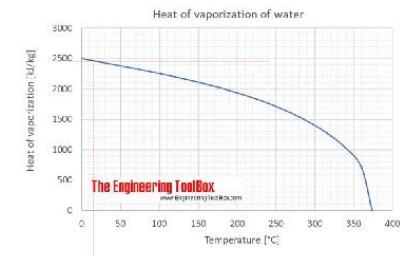
Contoh

Air, temperature 20 °C, mempunyai viskositas dinamik 1 cp. Berapa viskositas kinematiknya ? bila massa jenis air = 1 g/cm³

$$\begin{aligned} v_k &= \frac{v_d}{\rho} = \frac{1 \times 10^{-2} \text{ dynes.cm}^{-2}}{1 \text{ g.cm}^{-3}} \\ &= \frac{1 \times 10^{-2} \cdot \text{g.cm.s}^{-2} \cdot \text{s.cm}^{-2}}{1 \cdot \text{g.cm}^{-3}} \\ &= 1 \times 10^{-2} \frac{\text{s}^{-1}}{\text{cm}^{-2}} = 10^{-2} \text{ cm}^2 / \text{s} \\ &= 1 \text{ cSt} \end{aligned}$$

Catatan : 1 dyne = 1 g.cm/s², 1 N = 1 kg.m/s²

$$1 \text{ N} = 10^5 \text{ dyne}$$



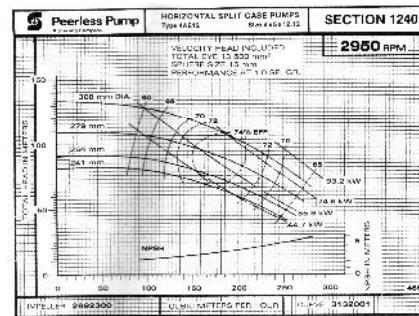
Contoh

High Viscosity Kerosene, pada temperatur 20 °C, mempunyai viskositas dinamik 2 cp. Berapa viskositas kinematiknya ? bila massa jenis high visc. kerosene = 0.9 g/cm³

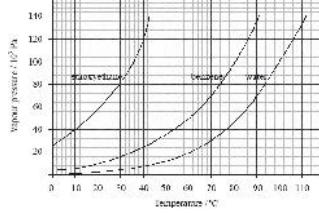
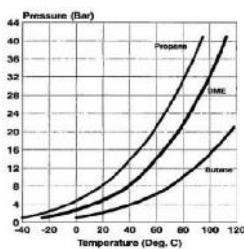
$$\begin{aligned} v_k &= \frac{v_d}{\rho} = \frac{2 \times 10^{-2} \text{ dynes.cm}^{-2}}{0.9 \cdot \text{g.cm}^{-3}} \\ &= \frac{2 \times 10^{-2} \cdot \text{g.cm.s}^{-2} \cdot \text{s.cm}^{-2}}{0.9 \cdot \text{g.cm}^{-3}} \\ &= 2.22 \times 10^{-2} \frac{\text{s}^{-1}}{\text{cm}^{-2}} = 2.22 \times 10^{-2} \text{ cm}^2 / \text{s} \\ &= 2.22 \text{ cSt} \end{aligned}$$

Catatan : 1 dyne = 1 g.cm/s², 1 N = 1 kg.m/s²

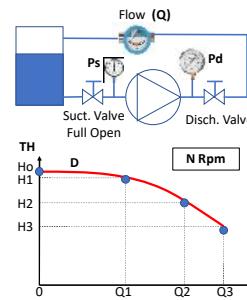
$$1 \text{ N} = 10^5 \text{ dyne}$$



Vapour Pressure

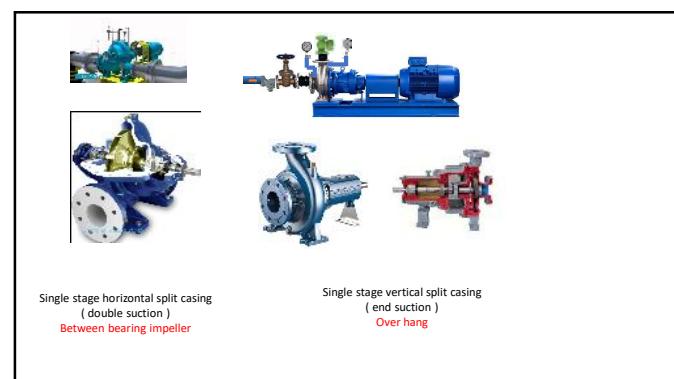
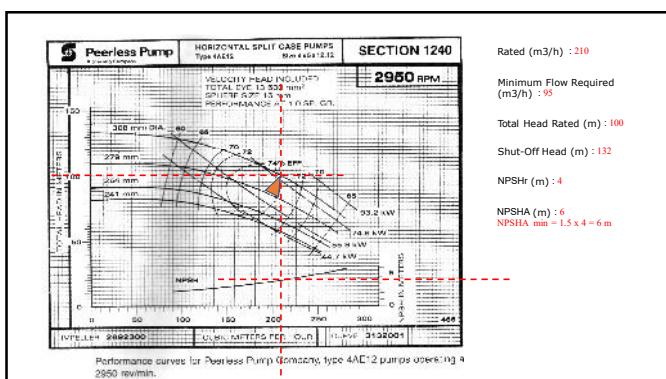
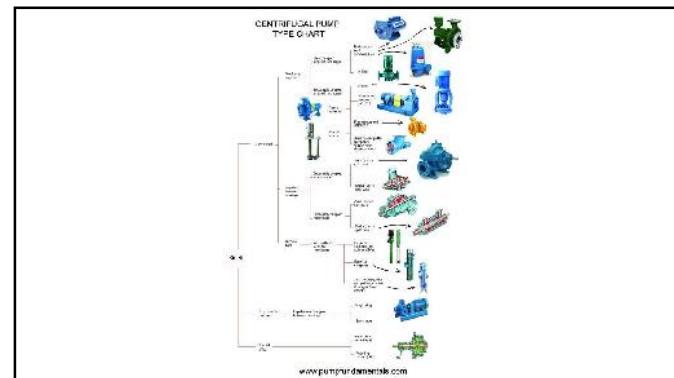
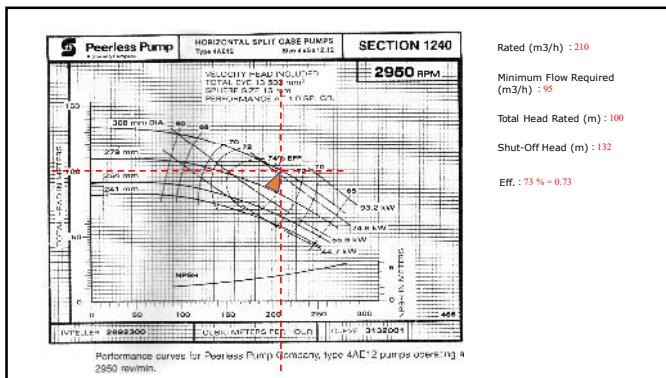
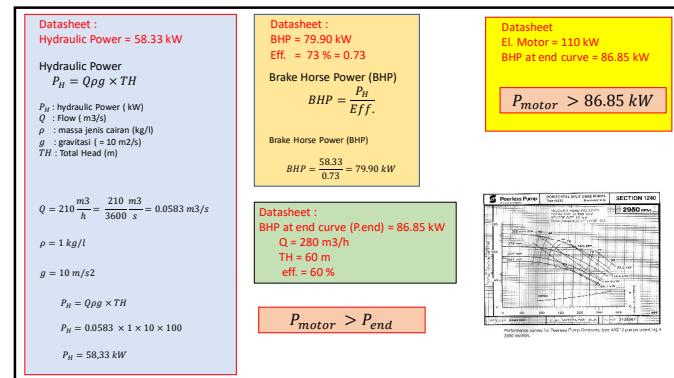
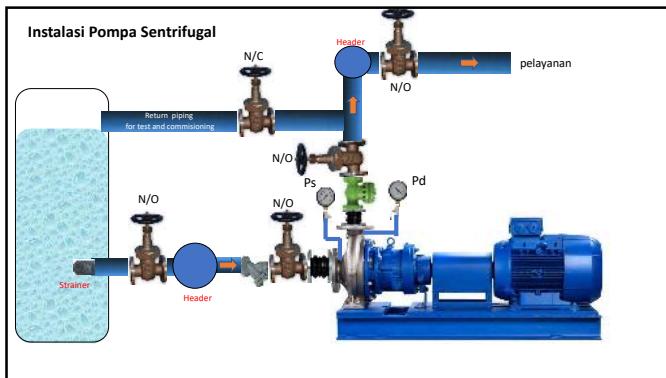


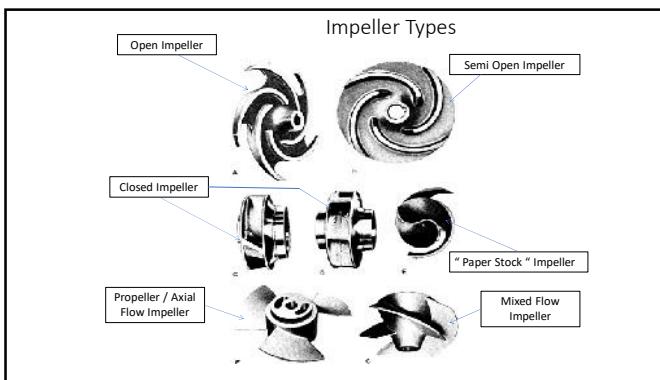
Menggambar Karakteristik Pompa Sentrifugal



No	Disch. Valve	Q	Pd	Ps	TH
0	Full closed	Q ₀ = 0	P _{d0}	P _{s0}	H ₀
1	½ open	Q ₁	P _{d1}	P _{s1}	H ₁
2	¾ open	Q ₂	P _{d2}	P _{s2}	H ₂
3	Full open	Q ₃	P _{d3}	P _{s3}	H ₃

H₀ : shut off pressure
D : diameter impeller





Material	Brass	Copper	Aluminum	Cast Iron	Stainless Steel	Ceramic	Graphite	Polymer	Other
Impeller	X	X	X	X	X	X	X	X	X
Shaft	X	X	X	X	X	X	X	X	X
Bearing	X	X	X	X	X	X	X	X	X
Shaft Seal	X	X	X	X	X	X	X	X	X
Flange	X	X	X	X	X	X	X	X	X
Impeller Guard	X	X	X	X	X	X	X	X	X
Shaft Guard	X	X	X	X	X	X	X	X	X
Shaft Key	X	X	X	X	X	X	X	X	X
Bearing Housing	X	X	X	X	X	X	X	X	X
Impeller Guard Locking	X	X	X	X	X	X	X	X	X



Net Positive Suction Head (NPSH)

Description	D100	D150	D200	D250	D300	D350	D400	D450	D500
Impeller Type									
Plain Shaft			X	X	X	X	X	X	X
Shaft Guard									
Shaft Seal									
Bearing Housing									
Impeller Guard									
Shaft Guard Locking									
Bearing Housing Locking									
Shaft Key									
Shaft Mounting									
Impeller Guard Locking									

Net Positive Suction Head (NPSH)
* adalah tekanan mutlak atau tekanan positif di suction (= tekanan terukur + tekanan atm)
= $H_s + H_{atm}$ $H_{atm} = 10,33 \text{ m.H}_2\text{O} (= 1 \text{ bar} = 1,03 \text{ kg/cm}^2)$
 $P_s = -0,3 \text{ bar}$ $H_s = -0,3 \times 10,3 \text{ m} = -3,09 \text{ m}$ $NPSH = -3,09 \text{ m} + 10,33 \text{ m} = 7,24 \text{ m (7,24 m.abs)}$

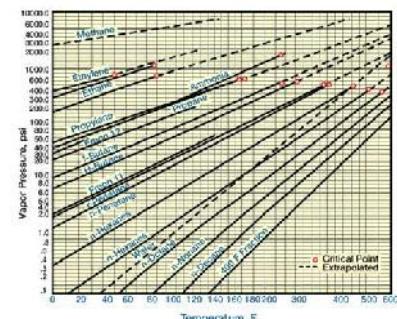
Net Positive Suction Head Available (NPSHa)
adalah tekanan mutlak atau tekanan positif yang tersedia di bagian suction

Nilai NPSHa digunakan sebagai pembatas agar di bagian suction agar tidak terjadi pendidihan yang menyebabkan kavitas.

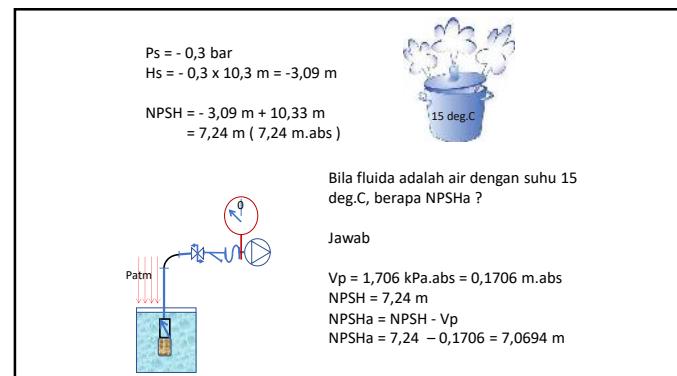
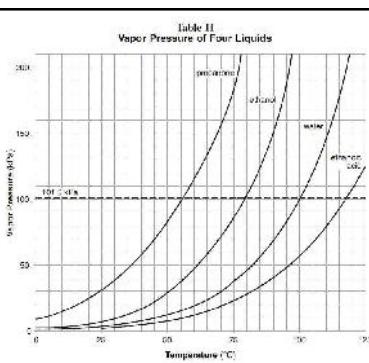
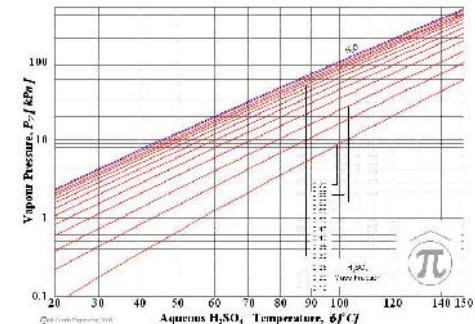
NPSHa = NPSH – vapour pressure
NPSHa = NPSH – Vp

Vp : disebut juga tekanan didih.
Tekanan yang menyebabkan fluida cair mendidih.
Nilai tekanan didih tergantung dari suhu cairan

Misalnya :
Air pada suhu 100 deg.C mendidih pada tekanan 1 atm. Kalimat itu menginformasikan bahwa vapor pressure air pada suhu 100 deg. C adalah 1 atm



Fluid	°C	°F	kg/m³	lb/ft³	Viscosity Centipoise	Vapor press. kPa (abs)	Vapor press. psi (abs)
Water	0	32	1000	62.411	1.762	0.811	0.0885
Water	5	41	1000	62.411	1.518	0.855	0.1266
Water	10	50	1000	62.411	1.306	1.128	0.1781
Water	15	59	999	62.343	1.139	1.706	0.2474
Water	20	68	998	62.263	1.002	2.339	0.3292
Water	25	77	997	62.173	0.860	3.170	0.4694
Water	30	86	996	62.181	0.767	4.247	0.6165
Water	35	95	991	62.039	0.719	5.029	0.8161
Water	40	104	692	61.911	0.658	7.385	1.0712
Water	45	113	592	61.787	0.604	9.384	1.3615
Water	50	122	500	61.662	0.547	12.257	1.7114
Water	55	131	428	61.532	0.504	15.781	2.2067
Water	60	140	364	61.423	0.466	19.346	2.8022
Water	65	149	308	61.223	0.433	25.041	3.6319
Water	70	158	263	61.033	0.404	31.201	4.5253
Water	75	167	226	60.850	0.378	38.095	5.4411
Water	80	176	197	60.601	0.354	47.415	6.3772
Water	85	185	175	60.344	0.333	57.367	7.3325
Water	90	194	155	60.093	0.314	73.182	8.3192
Water	95	203	132	60.031	0.297	94.809	10.2715
Water	100	212	98	60.000	0.282	107.325	12.0000
Water sea	10	50	1020	62.283	1.316	1.300	0.1882
Water sea	20	68	1025	64.153	1.070	2.340	0.3394

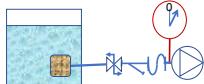


$H_s = 0,3 \text{ bar}$
 $H_s = 0,3 \times 10,3 \text{ m} = 3,09 \text{ m}$
 $NPSH = 3,09 \text{ m} + 10,33 \text{ m}$
 $= 13,42 \text{ m} (13,42 \text{ m.abs})$

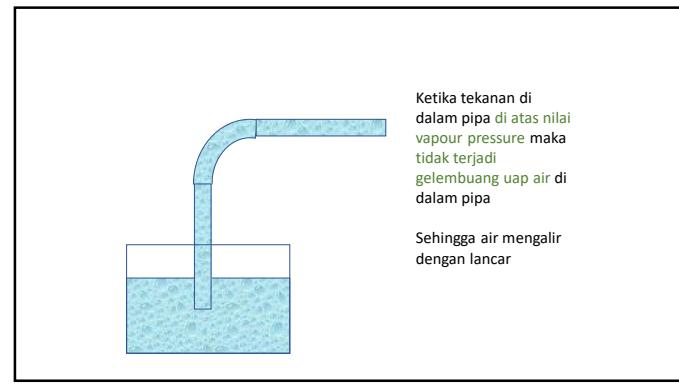


Bila fluida adalah air dengan suhu 15 deg.C, berapa NPSHa ?

Jawab



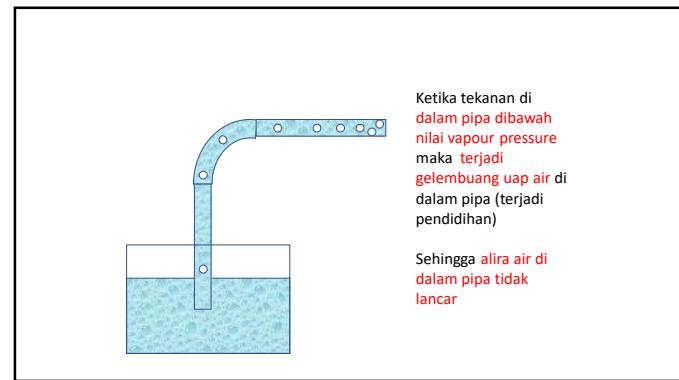
$V_p = 1,706 \text{ kPa.abs} = 0,1706 \text{ m.abs}$
 $NPSH = 13,42 \text{ m}$
 $NPSHa = NPSH - V_p$
 $NPSHa = 13,42 - 0,1706 = 13,2494 \text{ m}$



Soal Untuk Dikerjakan
Hitung nilai : NPSH, Vapor Pressure, dan NPSHa

1. $P_d = 7,5 \text{ kg/cm}^2, P_s = -0,4 \text{ kg/cm}^2$
 Media kerja air suhu 20 deg.C.
 .
 2. $P_d = 60 \text{ psi}, P_s = 5 \text{ psi}$
 Media kerja H_2SO_4 , 30 %, 20 deg.C.
 .
 3. $P_d = 3,5 \text{ bar}, P_s = -0,2 \text{ bar}$
 Media kerja etanol, 50 deg.C.
 .
 4. $P_d = 1 \text{ M.Pa}, P_s = 20 \text{ kPa}$
 Media kerja H_2SO_4 , 20 %, 50 deg.C.
 .

JAWAB

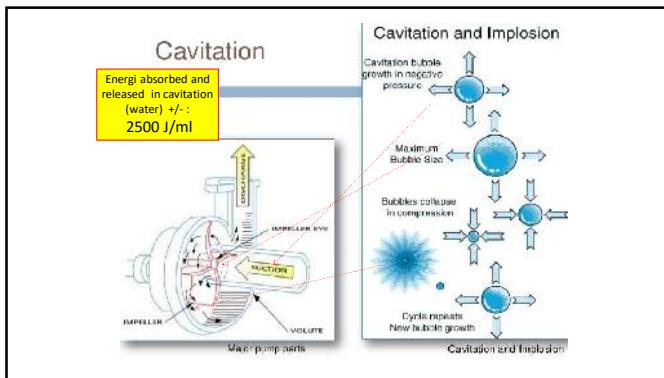


KAVITASI

CAVITY

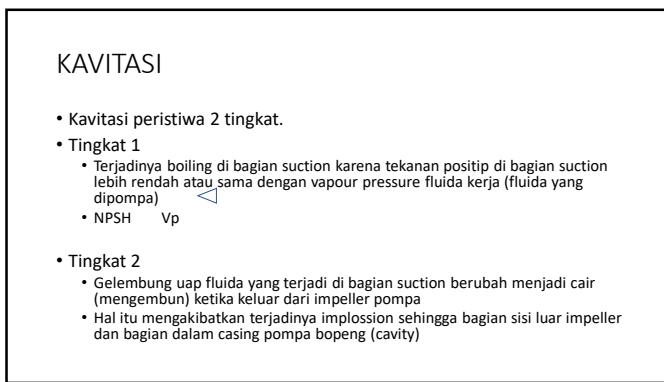
FLUIDA TIDAK MENDIDIH BILA BERADA DI LINGKUNGAN YANG TEKANANNYA DI ATAS VAPOUR PRESSURE

FLUIDA MENDIDIH BILA BERADA DI LINGKUNGAN YANG TEKANANNYA SAMA DAN ATAU DI BAWAH VAPOUR PRESSURE



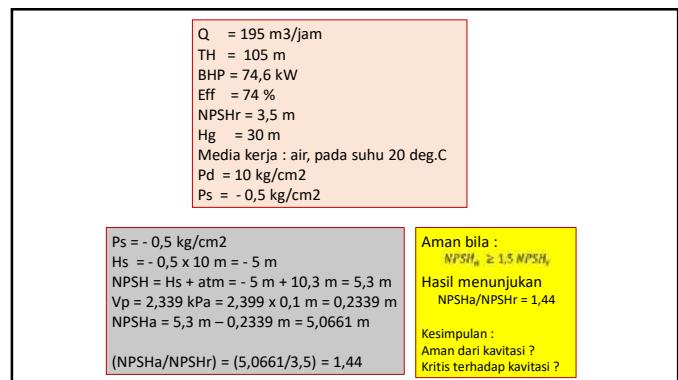
NPSHa dan NPSHr

- NPSHa (NPSH available) : nilai yang digunakan untuk pembatas agar tidak terjadi pendidihan di bagian suction yang dapat memicu terjadinya kavitas
- NPSHr (NPSH required) : nilai NPSH yang disyaratkan oleh pompa supaya instalasi pompa tidak mengalami kavitas.
- NPSHa itu adalah parameter di instalasi perpipaan (suction), NPSHr adalah parameter pompa (tergantung merk, tipe, pabrik, dll – ada tabel atau diagram dari produsen)
- Available : tersedia
- Required : yang dibutuhkan



Kapan instalasi aman dari kavitas

$$NPSH_a \geq 1,5 NPSH_r$$



<p> $Q = 195 \text{ m}^3/\text{jam}$ $TH = 105 \text{ m}$ $BHP = 74,6 \text{ kW}$ $\text{Eff} = 74\%$ $NPSH_r = 3,5 \text{ m}$ $H_g = 30 \text{ m}$ <u>Media kerja : Media kerja H_2SO_4, 30 %, 20 deg.C.</u> $P_d = 10 \text{ kg/cm}^2$ $P_s = -0,5 \text{ kg/cm}^2$ </p>	<p> $P_s = -0,5 \text{ kg/cm}^2$ $H_s = -0,5 \times 10 \text{ m} = -5 \text{ m}$ $NPSH = H_s + atm = -5 \text{ m} + 10,3 \text{ m} = 5,3 \text{ m}$ $V_p = 1,5 \text{ kPa.abs}$ $NPSHa =$ $(NPSHa/NPSH_r) =$ </p>	<p> Aman bila : $NPSH_a \geq 1,5 NPSH_r$ Hasil menunjukan $NPSHa/NPSH_r =$ Kesimpulan : Aman dari kavitas ? Kritis terhadap kavitas ? Terjadi kavitas ? </p>
---	--	--

<p> $Q = 195 \text{ m}^3/\text{jam}$ $TH = 105 \text{ m}$ $BHP = 74,6 \text{ kW}$ $\text{Eff} = 74\%$ $NPSH_r = 3,5 \text{ m}$ $H_g = 30 \text{ m}$ <u>Media kerja : Media kerja etanol, 50 deg.C.</u> $P_d = 10 \text{ kg/cm}^2$ $P_s = -0,5 \text{ kg/cm}^2$ </p>	<p> $P_s = -0,5 \text{ kg/cm}^2$ $H_s = -0,5 \times 10 \text{ m} = -5 \text{ m}$ $NPSH = H_s + atm = -5 \text{ m} + 10,3 \text{ m} = 5,3 \text{ m}$ $V_p = 30 \text{ kPa.abs}$ $NPSHa =$ $(NPSHa/NPSH_r) =$ </p>	<p> Aman bila : $NPSH_a \geq 1,5 NPSH_r$ Hasil menunjukan $NPSHa/NPSH_r =$ Kesimpulan : Aman dari kavitas ? Kritis terhadap kavitas ? Terjadi kavitas ? </p>
---	---	--

<p> $Q = 195 \text{ m}^3/\text{jam}$ $TH = 105 \text{ m}$ $BHP = 74,6 \text{ kW}$ $\text{Eff} = 74\%$ $NPSH_r = 3,5 \text{ m}$ $H_g = 30 \text{ m}$ <u>Media kerja : Media kerja H_2SO_4, 20 %, 50 deg.C.</u> $P_d = 10 \text{ kg/cm}^2$ $P_s = -0,5 \text{ kg/cm}^2$ </p>	<p> $P_s = -0,5 \text{ kg/cm}^2$ $H_s = -0,5 \times 10 \text{ m} = -5 \text{ m}$ $NPSH = H_s + atm = -5 \text{ m} + 10,3 \text{ m} = 5,3 \text{ m}$ $V_p = 10 \text{ kPa.abs}$ $NPSHa =$ $(NPSHa/NPSH_r) =$ </p>	<p> Aman bila : $NPSH_a \geq 1,5 NPSH_r$ Hasil menunjukan $NPSHa/NPSH_r =$ Kesimpulan : Aman dari kavitas ? Kritis terhadap kavitas ? Terjadi kavitas ? </p>
---	---	--



One Stop Training & Certification
Inspection - Welding Engineering Consultant
WPS Design - Welder Qualification & Certification - NDT & PWHT Services



Nomor : 21.001/SLV-SUT/XI/2021

Hal : Ucapan Terima Kasih

Kepada Yth.

Bapak Ir. Yohanes Agus Jayatun, M.T

Di Tempat

Dengan Hormat,

Bersama surat ini kami mengucapkan terima kasih atas kesedian Bapak Ir. Yohanes Agus Jayatun, M.T untuk menjadi narasumber dalam kegiatan **Training Rotating Equipment Inspector** yang diadakan oleh PT. SLV Metropolitan Indonesia, pada:

Hari, Tanggal : Selasa – Jumat, 19 – 22 Oktober 2021

Waktu : 19.30 – 22.30 WIB

Tempat : Online Via Zoom

Kami sangat mengharapkan kerjasama ini tetap terjalin untuk kegiatan selanjutnya.

Demikian kami sampaikan, atas perhatian serta bantuan yang diberikan, kami ucapan terima kasih.

Cilegon, 5 November 2021

PT. SLV Metropolitan Indonesia



Helman Novrando

Direktur



+62 254 8481 815



Metro Cilegon A1 No. 9-10
Cilegon, Banten - Indonesia 42411



admin@slv.co.id
www.slv.co.id