

BAB I

PENDAHULUAN

1.1 Latar Belakang

Getaran adalah salah satu metode sistim yang dipergunakan untuk mengetahui apakah suatu alat masih layak berfungsi secara ideal tanpa mengalami perubahan yang cukup signifikan. Mesin Turbin Pelton yang terdapat pada laboratorium prestasi Mesin Universitas HKBP Nommensen yang telah banyak mengalami perubahan kondisi baik putaran pada impeller maupun energi mekanis yang dihasilkan dan dipergunakan untuk memutar rotor pada electromotor listrik yang dapat menghasilkan energy listrik. Besarnya Tekanan air yang dihasilkan dari pompa sentrifugal maupun getaran yang ditimbulkan oleh elektromotor sebagai motor penggerak sangat mempengaruhi proses bekerjanya Mesin Turbin Pelton ini. Walaupun banyak terdapat kelebihan dan kehandalan dari Mesin Turbin Pelton ini tetapi masih sering dijumpai kegagalan pengoperasian yang terjadi yang disebabkan oleh kurang baiknya suplai air yang dihasilkan pompa, kesalahan waktu pembukaan katup nozzle serta jumlah Tekanan air yang diatur baik yang masuk maupun yang keluar dari proses pengoperasian, Mesin Turbin Pelton yang tidak seimbang.

Untuk itu diperlukan penelitian yang lebih untuk melihat apakah alat impeller yang terdapat pada Mesin Turbin Pelton tersebut masih layak dipergunakan sebagai bahan percobaan mahasiswa. Beberapa gejala kegagalan pada Mesin Turbin Pelton jika ditinjau dari besarnya Tekanan fluida yang mengalir tersebut dapat dirasakan dari beberapa analisa seperti analisa vibrasi, serta analisa keausan peralatan.

Dari latar belakang keadaan diataslah maka dipandang perlu kiranya perlu dilakukan suatu penelitian Analisa Pengaruh Tekanan air (Fluida) Pada Turbin Pelton Terhadap Karakteristik Getaran Berdasarkan Time Domain

1.2 Perumusan Masalah

Walaupun penggunaan Mesin Turbin Pelton semakin maju namun sampai saat ini sangat sulit untuk mencari standard vibrasi untuk Mesin Turbin Pelton bahkan pabrik pembuat Mesin Turbin Pelton tidak memberikan standard vibrasi dari Mesin Turbin Pelton buaatannya. Sehingga Standart ISO 2372 untuk standart getaran dapat dijadikan sebagai acuan dapat dilihat pada Gambar 1.1

**Table 1-Vibration Severity Criteria
Recommended for General Machinery Turning from 600 to 12000 RPM
(Based on ISO IS 2372)**

RMS Overall velocity Level Measured in 1000 Hz Bandwidth		Vibration Severity Criteria			
Mm/s	In/s	Class I	Class II	Class III	Class IV
0.28	0.01	Good	Good	Good	Good
0.45	0.02				
0.71	0.03				
1.12	0.04	Satisfactory	Satisfactory	Satisfactory	Satisfactory
1.8	0.07				
2.8	0.11	Unsatisfactory	Unsatisfactory	Unsatisfactory	Satisfactory
4.5	0.18				
7.1	0.28	Unacceptable	Unacceptable	Unsatisfactory	Unsatisfactory
11.2	0.44				
18	0.71				
28	1.10	Unacceptable	Unacceptable	Unacceptable	Unacceptable
45	1.77				

Gambar 1.1 Standart ISO 2372 untuk getaran.

Dari Gambar 1.1 dapat dilihat bahwa sesuai standart ISO 2372 untuk getaran dikategorikan kepada 4 class yaitu :

Keterangan :

- Class I Mesin berukuran kecil (bertenaga 0-15 KW)
- Class II Mesin berukuran menengah (bertenaga 15-75 KW)
- Class III Mesin berukuran besar (bertenaga >75 KW) dipasang pada struktur dan pondasi (bantalan kaku)
- Class IV Mesin berukuran besar (bertenaga >75 KW) dipasang pada struktur (bantalan fleksibel).

Dari Gambar 1.1 dapat dilihat bahwa sesuai standart ISO 2372 untuk getaran dikategorikan kepada 4 class yaitu :

1. Class I berwarna Hijau, getaran dari mesin sangat baik dan dibawah getaran yang diizinkan.
2. Class II berwarna Kuning, getaran dari mesin baik dan dapat dioperasikan tanpa larangan.
3. Class III berwarna Orange, getaran dari mesin dalam batas toleransi dan hanya dioperasikan dalam waktu terbatas.
4. Class IV berwarna Merah, getaran dari mesin dalam batas berbahaya dan dapat terjadi kerusakan sewaktu-waktu.

Adapun cakupan penelitian yang penulis lakukan meliputi :

1. Pengukuran vibrasi pada Mesin Turbin Pelton pada daerah horizontal, vertikal dan longitudinal berdasarkan time domain
2. Pemasangan alat vibrometer digital pada landasan dan Elektrometer
3. Pemeriksaan sistem operasi Mesin Turbin Pelton secara keseluruhan.

1.3 Batasan Masalah

Adapun batasan masalah dari penelitian ini adalah :

1. Pengukuran Tekanan aliran fluida 1;2 ;3 dan 4 kg/cm²
2. Mengukur getaran pada tiga arah pengukuran yaitu arah vertikal, longitudinal dan horizontal.
3. Mengukur getaran pada elektromotor dan landasan turbin.
4. Tegangan dan Arus yang masuk
5. Pengukuran dengan interval waktu 15 detik.

1.4 Tujuan penelitian.

1.4.1. Tujuan Umum

Tujuan umum dari penelitian ini adalah untuk mendapatkan kolerasi Analisa Pengaruh Tekanan air (Fluida) Pada Turbin Pelton Terhadap Karakteristik Getaran Berdasarkan Time Domain

1.4.2. Tujuan Khusus

1. Mendapatkan besarnya vibrasi Mesin Turbin Pelton berupa data :
 - a. Simpangan
 - b. Kecepatan
 - c. Percepatan
2. Verifikasi hasil eksperimen dan teoritis
3. Mendapatkan time domain natural sistem (teoritis).

1.5 Manfaat Penelitian

Penelitian ini merupakan suatu upaya nyata dari pihak perguruan tinggi dalam memberikan informasi kepada dunia industri tentang Mesin Turbin Pelton

Adapun manfaat dari penelitian ini adalah :

1. Memberikan informasi tentang pengujian getaran pada Mesin Turbin Pelton serta memberikan informasi kepada dunia industri yang menggunakan pemanfaatan Mesin Turbin Pelton sebagai indikator perawatan atau maintenance.
2. Memberikan masukan kepada pembuat Mesin Turbin Pelton untuk memberikan data vibrasi dari Mesin Turbin Pelton yang diproduksi sebagai acuan perawatan .
3. Untuk mengetahui masih layakkah alat Mesin Turbin Pelton di pergunakan sebagai alat percobaan di laboratorium Prestasi Mesin.
4. Memberikan informasi mengenai pengujian getaran pada Mesin Turbin Pelton kepada mahasiswa melalui alat vibrometer serta pemanfaatan Mesin Turbin Pelton sebagai indikator maintenance.

1.6 Waktu dan Tempat Penelitian

Penelitian dilaksanakan pada bulan Februari 2019 sampai April 2019. Penelitian Turbin Pelton dilakukan di Laboratorium Prestasi Mesin Universitas HKBP Nommensen Medan

BAB II

TINJAUAN PUSTAKA

2.1. Getaran Bebas (Free Vibration)

Getaran bebas terjadi jika sistem beresilasi karena bekerjanya gaya yang ada dalam sistem itu sendiri (inherent) dan apabila tidak ada gaya luar yang bekerja.

Secara umum gerak harmonik dapat dinyatakan dengan persamaan :

$$X = A \sin 2\pi t / \tau \dots\dots\dots(2.1)$$

dimana : A adalah amplitudo osilasi yang diukur dari posisi setimbang massa.

τ adalah priode dimana gerak diulang pada $t = \tau$.

Gerak harmonik sering di nyatakan sebagai proyeksi suatu titik yang bergerak melingkar dengan kecepatan yang tetap pada suatu garis lurus seperti terlihat pada gambar 2.1 dengan kecepatan sudut garis OP sebesar ω , maka perpindahan simpangan x dapat dituliskan sebagai :

$$x = A \sin \omega t \dots\dots\dots(2.2)$$

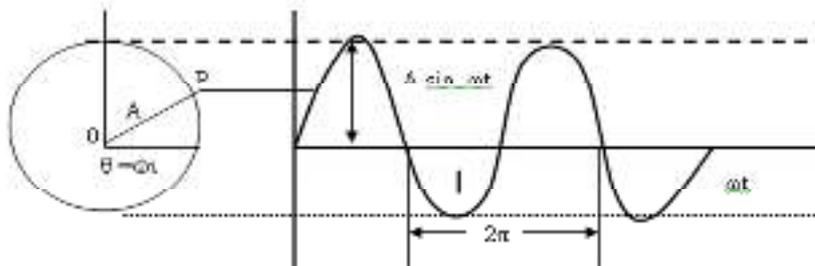
Oleh karena gerak berulang dalam 2π radian, maka didapat

$$\omega = 2\pi / T = 2\pi \cdot f \dots\dots\dots(2.3)$$

Dengan menggunakan notasi titik untuk turunannya, maka didapat :

$$\dot{x} = \omega A \cos \omega t = \omega A \sin (\omega t + \pi/2) \dots\dots\dots(2.4)$$

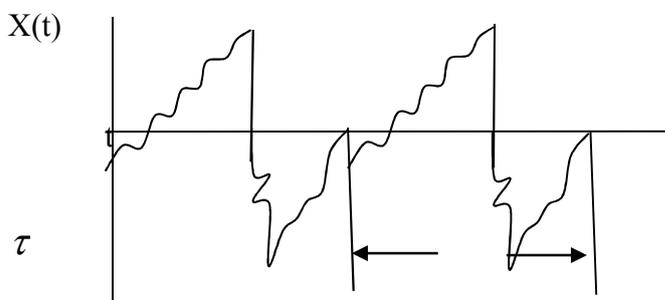
$$\ddot{x} = -\omega^2 A \sin \omega t = \omega^2 A \sin (\omega t + \pi) \dots\dots\dots(2.5)$$



Gambar.2.1. Gerak harmonik sebagai proyeksi suatu titik yang bergerak pada lingkaran.

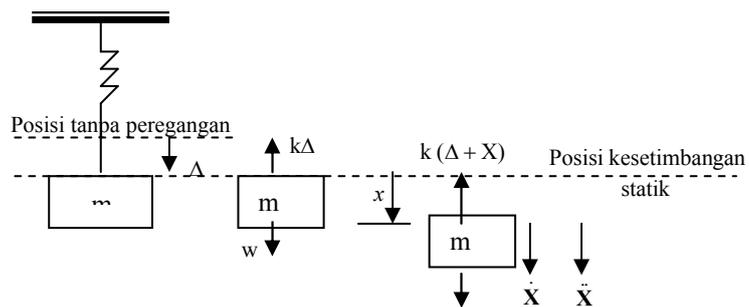
Sistem yang bergetar bebas akan bergetar pada satu atau lebih frekwensi naturalnya yang merupakan sifat dinamika yang dibentuk oleh distribusi massa dan kekakuannya.

Pada getaran biasanya beberapa frekwensi yang berbeda ada secara bersama-sama. Sebagai contoh, getaran dawai biola terdiri dari frekwensi dasar f dan semua harmoniknya $2f$, $3f$ dan seterusnya. Contoh lain adalah getaran bebas sistem dengan banyak derajat kebebasan, dimana getaran pada tiap frekwensi natural memberi sumbangannya. Getaran semacam ini menghasilkan bentuk gelombang kompleks yang diulang secara periodik seperti gambar berikut



Gambar.2.2. gerak periodik dengan periode τ .

Berkaitan dengan latar belakang diatas, penelitian ini mengkaji tentang analisa merupakan sifat dinamika yang dibentuk oleh distribusi massa dan kekakuannya.



Gambar 2.3. Sistem pegas-massa dari diagram benda bebas

Hukum Newton kedua adalah dasar pertama untuk meneliti gerak system, pada gambar 2.3 terlihat perubahan bentuk pegas pada posisi kesetimbangan adalah Δ dan gaya pegas adalah $k\Delta$ yang sama dengan gaya gravitasi yang bekerja pada massa m .

$$K\Delta = w = mg \dots\dots\dots (2.6)$$

Hukum Newton II untuk gerak pada massa m :

$$m \ddot{x} = \Sigma F = w - k(\Delta + x) \dots \dots \dots (2.7)$$

Dan karena $k\Delta = w$, maka diperoleh :

$$m \ddot{x} = -kx \dots \dots \dots (2.8)$$

Frekwensi lingkaran $\omega_n^2 = k/m$, sehingga persamaan (2.8) dapat ditulis :

$$\ddot{x} + \omega_n^2 x = 0 \dots \dots \dots (2.9)$$

Sehingga persamaan umum persamaan differensial linier orde kedua yang homogen :

$$X = A \sin \omega_n t + \beta \cos \omega_n t \dots \dots \dots (2.10)$$

Periode natural osilasi dibentuk dari

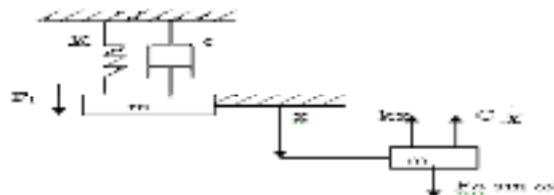
$$\omega_n \tau = 2\pi \text{ atau } \tau = 2\pi \sqrt{m/k} \dots \dots \dots (2.11)$$

dan frekwensi natural adalah :

$$f_n = 1/\tau = 1/2\pi \sqrt{k/m} \dots \dots \dots (2.12)$$

2.2 Getaran Paksa (Forced Vibration)

Eksitasi harmonik sering dihadapi dalam sistem rekayasa yang biasanya dihasilkan oleh ketidak seimbangan pada mesin –mesin yang berputar. Eksitasi harmonik dapat berbentuk gaya atau simpangan beberapa titik dalam sistem. Getaran yang terjadi karena rangsangan gaya luar disebut getaran paksa.



Gambar 2.4. Sistem yang teredam karena kekentalan dengan eksitasi harmonik

Persamaan differensialnya adalah :

$$m \ddot{x} + c \dot{x} + kx = F_0 \sin \omega t \dots\dots\dots(2.13)$$

Solusi khusus persamaan keadaan lunak (steady state) dengan frekwensi ω yang sama dengan frekwensi eksitasi dapat diasumsikan berbentuk :

$$x = X \sin (\omega t - \Phi) \dots\dots\dots (2.14)$$

Dengan x adalah amplitudo osilasi dan ϕ adalah perbedaan fase simpangan terhadap gaya eksitasi, sehingga diperoleh :

$$x = \frac{f_0}{\sqrt{(k - m \omega^2)^2 + (c \omega)^2}} \dots\dots\dots(2.15)$$

dan

$$\phi = \tan^{-1} \cdot \frac{c \omega}{k - m \omega^2} \dots\dots\dots (2.16)$$

Dengan membagi pembilang dan penyebut persamaan (2.15) dan (2.16) dengan k , akan diperoleh :

$$x = \frac{F_0 / k}{\sqrt{(1 - m \omega^2 / k)^2 + (c \omega / k)^2}} \dots\dots\dots (2.17)$$

$$\tan \phi = \frac{c \omega / k}{1 - m \omega^2 / k} \dots\dots\dots (2.18)$$

Persamaan-persamaan selanjutnya dapat dinyatakan dalam besaran-besaran sebagai berikut :

$$\omega_n = \sqrt{k/m} = \text{frekwensi osilasi tanpa redaman.}$$

$$C_c = 2 m \omega_n = \text{redaman kritis.}$$

$$\zeta = C / C_c = \text{factor redaman}$$

$$C \omega / k = C / C_c = C_c \omega / k = 2 \zeta = \frac{\omega}{\omega_n}$$

Jadi persamaan amplitudo dan fasa yang non dimensional akan menjadi :

$$\frac{Xk}{Fo} = 1/\sqrt{(1-(\frac{\omega}{\omega n})^2)^2 + (2\zeta(\frac{\omega}{\omega n}))^2} \dots\dots\dots (2.19)$$

$$\tan \varphi = \frac{2\zeta(\omega / \omega n)}{1-(\omega / \omega n)}$$

2.3 Penyebab timbulnya getaran aliran fluida yang periodik

2.3.1 Penyebab umum terjadinya getaran / vibrasi:

1. Pemilihan bahan dan material yang tidak memenuhi standart yang akan digunakan untuk turbin atau komponennya.
2. Cara pemasangan atau penempatan turbin tersebut yang belum tepat sempurna.
3. Penyeimbangan yang tidak sesuai.
4. Adanya gaya-gaya gangguan.
5. Perbedaan ukuran-ukuran laluan sudu (terjadi akibat ke tidak telitian saat pembuatan).
6. Adanya benda-benda asing yang ikut dalam aliran fluida, yang dapat mengakibatkan ke tidak seimbangan dalam kerja (kapasitas aliran) turbin, dll

2.3.2 Penyebab khusus terjadinya getaran /vibrasi:

1. Adanya aliran turbulen pada fluida kerja.
2. Adanya gaya-gaya lintang tertentu yang mempengaruhi gerak rotasi turbin.
3. Akibat putaran yang tidak stabil.
4. Kecepatan putaran yang tidak sesuai dengan defleksi yang di ijinan dari standar material yang digunakan.
5. Peredam yang digunakan tidak lagi mampu meredam gaya-gaya lintang yang semestinya.
6. Frekuensi sudu yang tidak sesuai dengan frekuensi alami sudu.
7. Gesekan-gesekan pada sudu dan atau poros yang dapat mengakibatkan terjadinya getaran.

2.4. Pengolahan Data Vibrasi

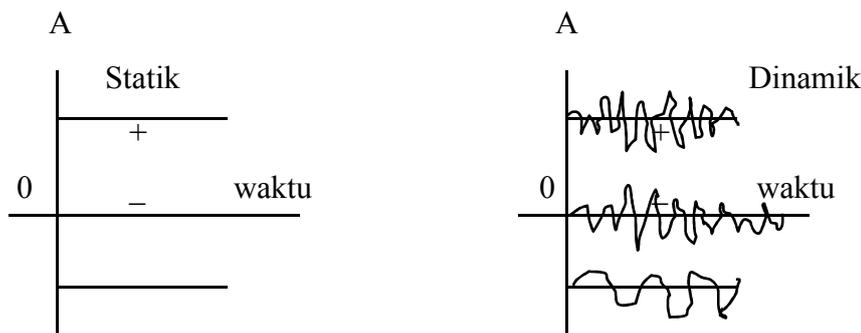
2.4.1. Data Domain Waktu (Time Domain)

Pengolahan data time domain melibatkan data hasil pengukuran objek pemantauan sinyal getaran, tekanan fluida kerja, temperatur fluida kerja maupun aliran fluida kerja. Pada perakteknya pengukuran tekanan dengan menggunakan sensor tekanan tipe *piezoelektrik* memungkinkan mengukur sifat tekanan yang dinamik, sehingga dapat diamati perubahan tekanan aliran fluida. Dalam kasus pengukuran temperatur dengan termometer yang konvensional karena karakteristik alat ukurnya, maka tidak dapat dilakukan pengukuran temperatur secara dinamik. Demikian pula halnya dengan pengukuran aliran fluida kerja, sehingga untuk memungkinkan pengukuran objek pemantauan berupa sinyal dinamik, maka diperlukan sensor yang memiliki karakteristik dinamik tertentu.

Hasil pengukuran objek pemantauan dalam domain waktu dapat berupa sinyal :

- Sinyal statik, yaitu sinyal yang karakteristiknya (misalkan amplitudo, arah kerja) yang tidak berubah terhadap waktu.
- Sinyal dinamik, yaitu sinyal yang karakteristiknya berubah terhadap waktu sehingga tidak konstan.

Sinyal dinamik yang sering ditemui dalam perakteknya berasal dari sinyal getaran, baik yang diukur menggunakan accelerometer, vibrometer, maupun sensor simpangan getaran .



Gambar 2.5 Karakteristik Sinyal Statik dan Dinamik.

Untuk keperluan pengolahan sinyal getaran dalam *Time Domain*, perlu diperhatikan karakteristik sinyal getaran yang dideteksi oleh masing – masing sensor *percepatan*, *kecepatan* dan simpangan getaran (*Displacement*)

2.5 Mesin Turbin Pelton

2.5.1 Pengertian Dan Komponen Mesin Turbin Pelton

Turbin pelton adalah turbin impuls yang prinsip kerjanya mengubah energi potensial air menjadi energi kinetik dalam bentuk pancaran air. Pancaran air yang keluar dari mulut nozzle diterima oleh sudut-sudut pada roda jalan sehingga roda jalan berputar. Pada turbin pelton energi potensial diubah menjadi energi kinetik pada nozzle yang mempunyai kecepatan tinggi dan membentur sudu-sudu turbin. Setelah membentur pada sudu, arah kecepatan aliran berubah sehingga terjadi perubahan momentum, akibatnya roda turbin berputar. Berikut ini komponen-komponen utama turbin.

A. Komponen utama Turbin Pelton

Berikut ini komponen-komponen utama turbin pelton;

1. Nozel, berfungsi mengarahkan pancaran air ke sudu turbin, mengubah tekanan menjadi energi kinetik dan mengatur kapasitas air yang masuk turbin.
2. Buckets(sudut), berfungsi menangkap aliran air (mangkok dan chord) serta buckets dari pelton wheel mempunyai bentuk double hemispherical cup. Pancaran dari air yang datang mengenai buckets bagian tengah yang ada pemisahannya terbagi menjadi dua bagian dan setelah hancur pada permukaan bagian dalam bucket berubah 160 sampai 170 lalu meninggalkan bucket. Bucket ini terbuat dari cast iron (head rendah), cast steel atau dari stainless steel (head tinggi). Permukaan bagian dalam diples sedemikian rupa untuk menghindari gesekan yang besar.
3. Casing (kotak penutup), berfungsi untuk menghindari deburan air, serta untuk mengarahkan air ke tail race dan sebagai keamanan.
4. Ridge, berfungsi membagi air ke arah kiri dan kanan mangkok runner.
5. Deflector, berfungsi membelokkan pancaran air.
6. Rumah Turbin, berfungsi tempat kedudukan roda jalan dan penahan air yang keluar dari sudut-sudut turbin.
7. Rem hidrolik. Untuk menghentikan putaran turbin, walaupun pancaran air telah berhenti, runner tetap akan berputar untuk waktu yang lama. Untuk menghentikannya diperlukan rem nozzle yang kecil, dimana arah air dari rem ini berlawanan arah dengan putaran runner.

2.5.2 Prinsip Kerja Mesin Turbin Pelton

Pada prinsipnya bahwa turbin air dapat diklasifikasikan menjadi 3 jenis antara lain:

1. Turbin Pelton
2. Turbin Francis
3. Turbin Kaplan

Turbin Pelton merupakan salah satu jenis turbin air yang prinsip kerjanya memanfaatkan energi potensial air menjadi energi listrik tenaga air (hydropower). Prinsip kerja turbin pelton adalah mengkonversi daya fluida dari air menjadi daya poros untuk digunakan memutar generator listrik. Air yang berada pada bak penampung dihisap oleh pompa dimana pompa berfungsi untuk menghisap dan memompa air untuk dialirkan ke sudu turbin. Namun aliran air tidak langsung mengarah ke sudu turbin melainkan harus melewati pipa-pipa saluran yang telah diberi katup buka tutup sehingga laju aliran air dapat diatur sesuai dengan yang diinginkan. Kemudian katup-katup tersebut terhubung dengan saluran nozel dimana nozel berfungsi sebagai pemancar air yang dipancarkan langsung ke arah sudu turbin sehingga sudu turbin berputar. Pada sudut-sudut turbin, energi aliran air diubah menjadi energi mekanik yaitu putaran roda turbin. Apabila roda turbin dihubungkan dengan poros generator listrik, maka energi mekanik putaran roda turbin diubah menjadi energi listrik pada generator. Kemudian air yang telah digunakan untuk memutar sudu turbin jatuh kedalam bak penampung untuk kembali ke tahap awal maka terjadilah sirkulasi.

Energi potensial air disemprotkan oleh nozel ke sudu untuk dirubah menjadi energi mekanik yang digunakan untuk memutar poros generator. Nozel merupakan mekanisme pancaran yang berbentuk melengkung yang mengarahkan air sesuai dengan arah aliran yang direncanakan dan mengatur aliran air. Bentuk nozel sangat mempengaruhi performa turbin. Perancangan sebuah nozel turbin pelton dimulai dari menentukan ukuran *runner* dan sudu dengan menggunakan data yang telah ada setelah itu melakukan perhitungan diameter ujung nozel, kecepatan aliran air pada ujung nozel, panjang ujungnozel. Bahan yang digunakan untuk nozel turbin pelton ini adalah menggunakan paduan Aluminium. Dari tahap-tahap yang telah direncanakan tersebut, maka didapatkan ukuran nozel untuk turbin air pelton yang sesuai dengan yang diharapkan. Untuk Turbin Pelton dapat diklasifikasikan berdasarkan kecepatan spesifiknya yaitu untuk Single jet

(10-35 rad) dan Multi jet (35 – 60 Rad). Akibat perbedaan putaran spesifik, daya, kapasitas, head dan dimensi turbin serta orifice yang tetap diperoleh dengan rumus :

$$V = \sqrt{2.gH}$$

$$Q = V.A$$

$$\text{Maka Daya : } N = \frac{\gamma.H.Q}{550}$$

Pada turbin tekanan sama (impuls) dimana antara turbin pancar untuk mendapatkan randeman yang baik harus mempunyai hubungan antara kecepatan tangensial dan kecepatan air (C) sebagai berikut :

$$\text{Persamaan Euler untuk turbin : } H = \{ U_1 - CV_1 - V_2 .C V_2/g.Mt \}$$

Untuk C_2 tegak lurus U_1 dengan demikian $C V_2 = 0$

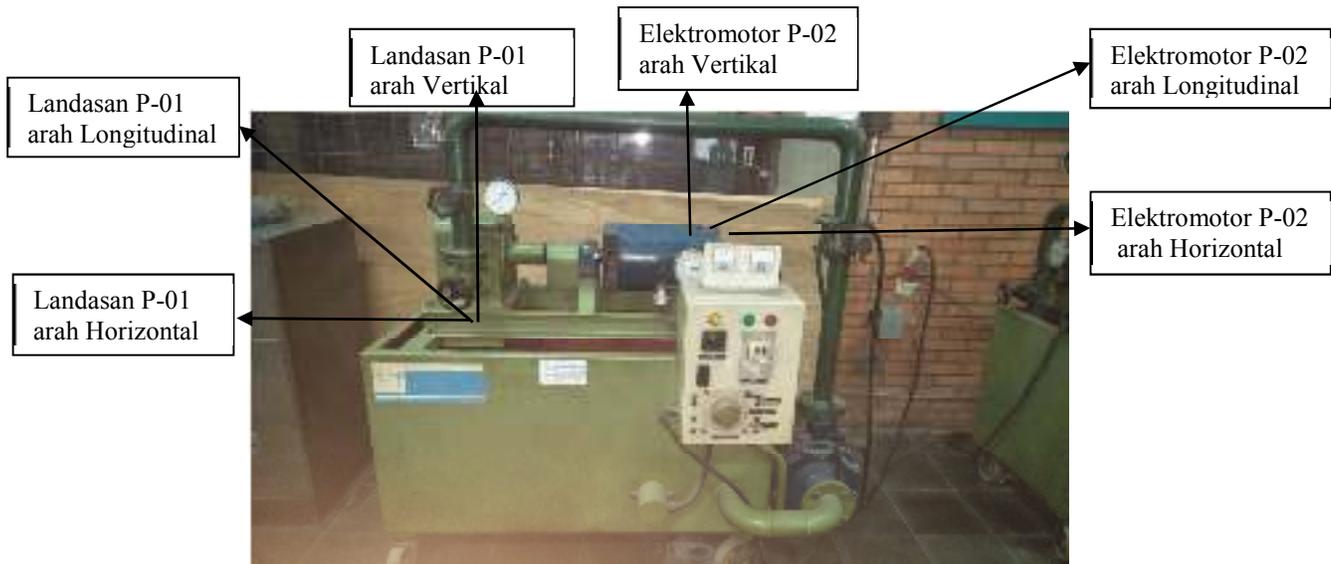
$$\text{Maka didapat : } U = \frac{Mt.g.H}{C.V_1}$$

BAB III METODE PENELITIAN

3.1. Bahan Peralatan Dan Metode

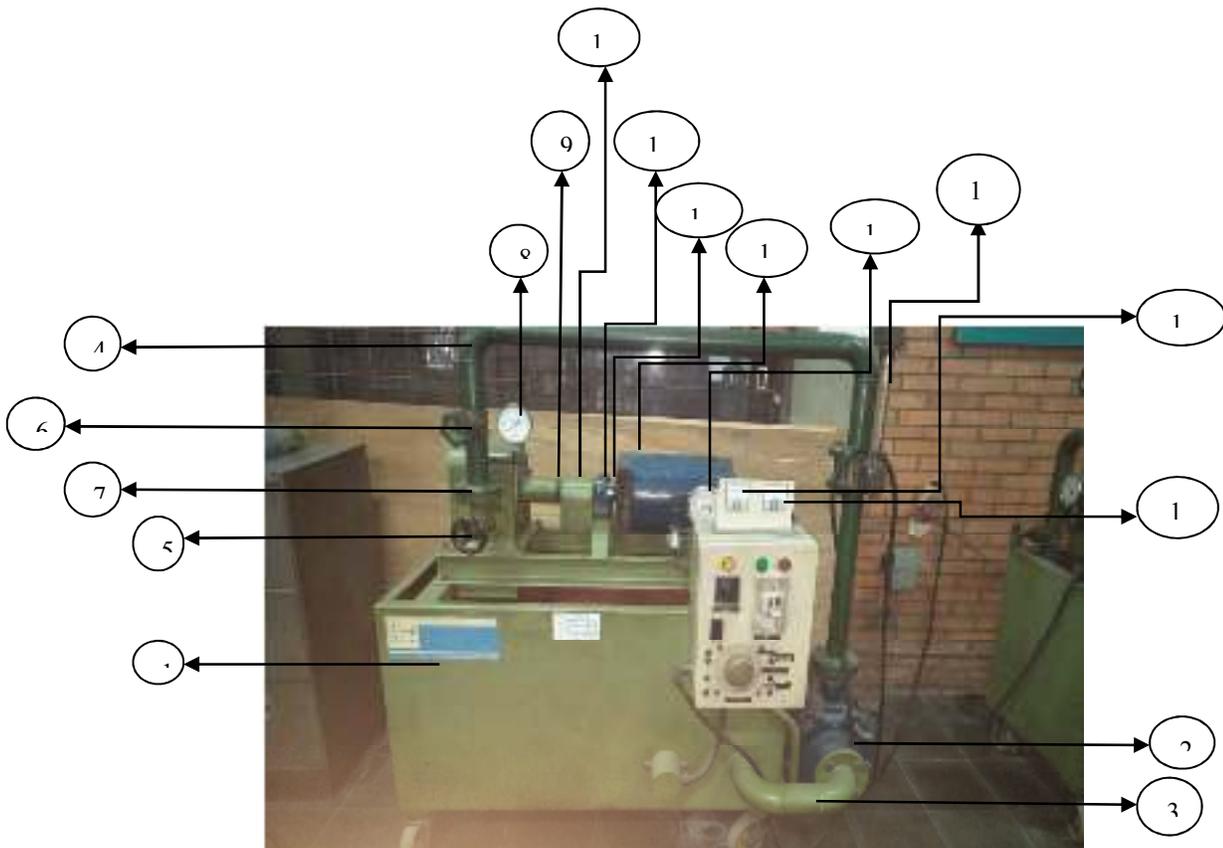
3.1.1. Bahan

Dalam penelitian ini subjek penelitian adalah berupa Mesin Turbin Pelton seperti terlihat pada gambar dibawah ini.



Spesifikasi Mesin Turbin pelton:

ISI Impianti SPA C. Martinetti IS 16149 Genova Italy 010-411 655, dengan Arus 420
watt = 0,42 kw



Gambar 3.1 Mesin Turbin Pelton

Keterangan Gambar :

1. Bak air
2. Pompa
3. Pipa hisap
4. Pipa tekan
5. Katup pembuka nozel
6. Katup penutup nozel
7. Rumah turbin
8. Tekanan air keluar turbin
9. Poros
10. Kopling
11. Poros

12. Bantalan
13. Generator
14. Volt motor
15. Alat ukur Kapasitas
16. Tegangan
17. Arus

Penelitian ini akan dilaksanakan di laboratorium Prestasi Mesin Universitas HKBP Nommensen Medan.

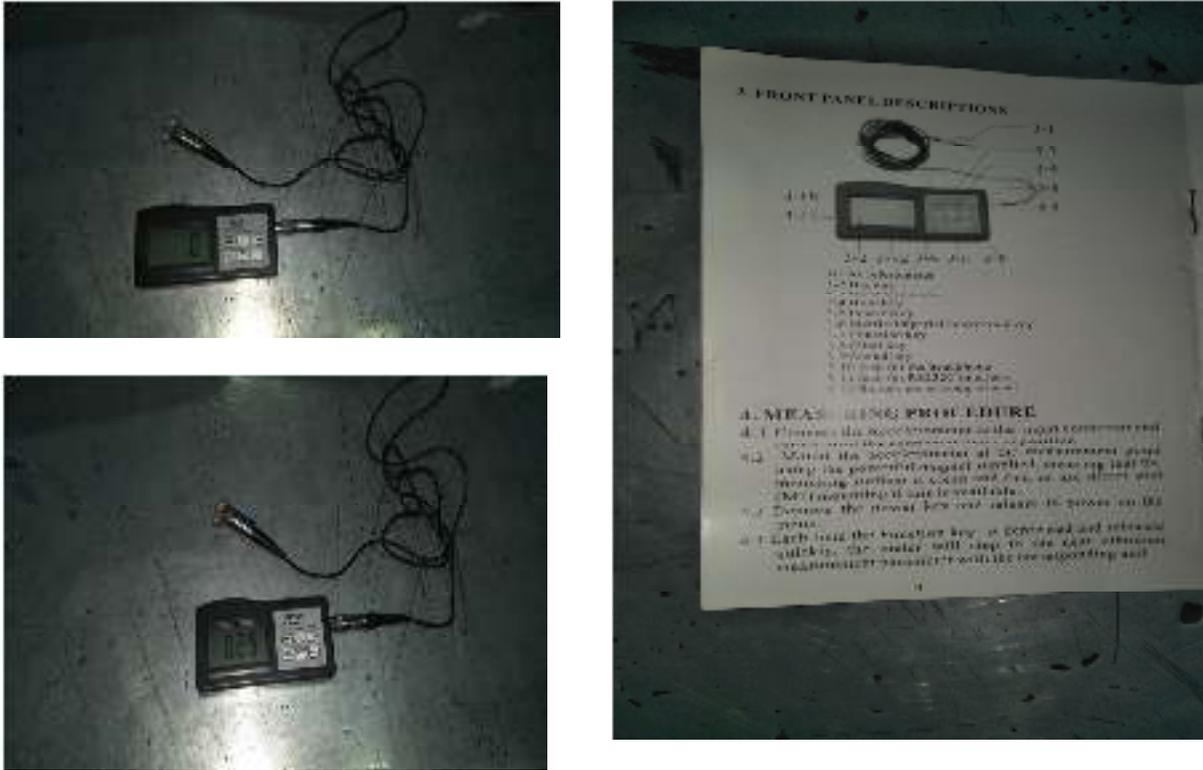
Metode penelitian yang dilakukan dalam pelaksanaan penelitian ini adalah sebagai berikut:

1. Penetapan Tujuan dan Batasan Masalah
2. Pemasangan alat tachometer digital
3. Pemeriksaan sistem operasi secara keseluruhan .
4. Pengujian dengan menggunakan Mesin Turbin Pelton vibrometer
5. Pengumpulan data
6. Pengolahan dan Analisa Data
7. Kesimpulan dan Hasil

3.2.2. Peralatan Dan Metode

1. Vibrometer

Untuk melakukan pengukuran terhadap tingkat vibrasi yang terjadi pada Mesin Turbin Pelton digunakan instrumen pengukur sinyal vibrasi, yaitu *vibrometer digital Handheld 908B*. Setting instrumen pengukur vibrasi ini dilakukan pada saat akan melakukan pengukuran sinyal vibrasi.



Gambar 3.2 Alat ukur Vibrometer

3.2. Variabel Yang Diamati

1. Displacement atau simpangan dari tiga titik dan tiga arah pengukuran.
2. Velocity atau kecepatan dari tiga titik dan tiga arah pengukuran.
3. Acceleration atau percepatan dari tiga titik dan tiga arah pengukuran
4. Time domain natural dari sistem.

3.3. Teknik Pengukuran, Pengolahan Dan Analisa Data

3.3.1. Teknik Pengukuran

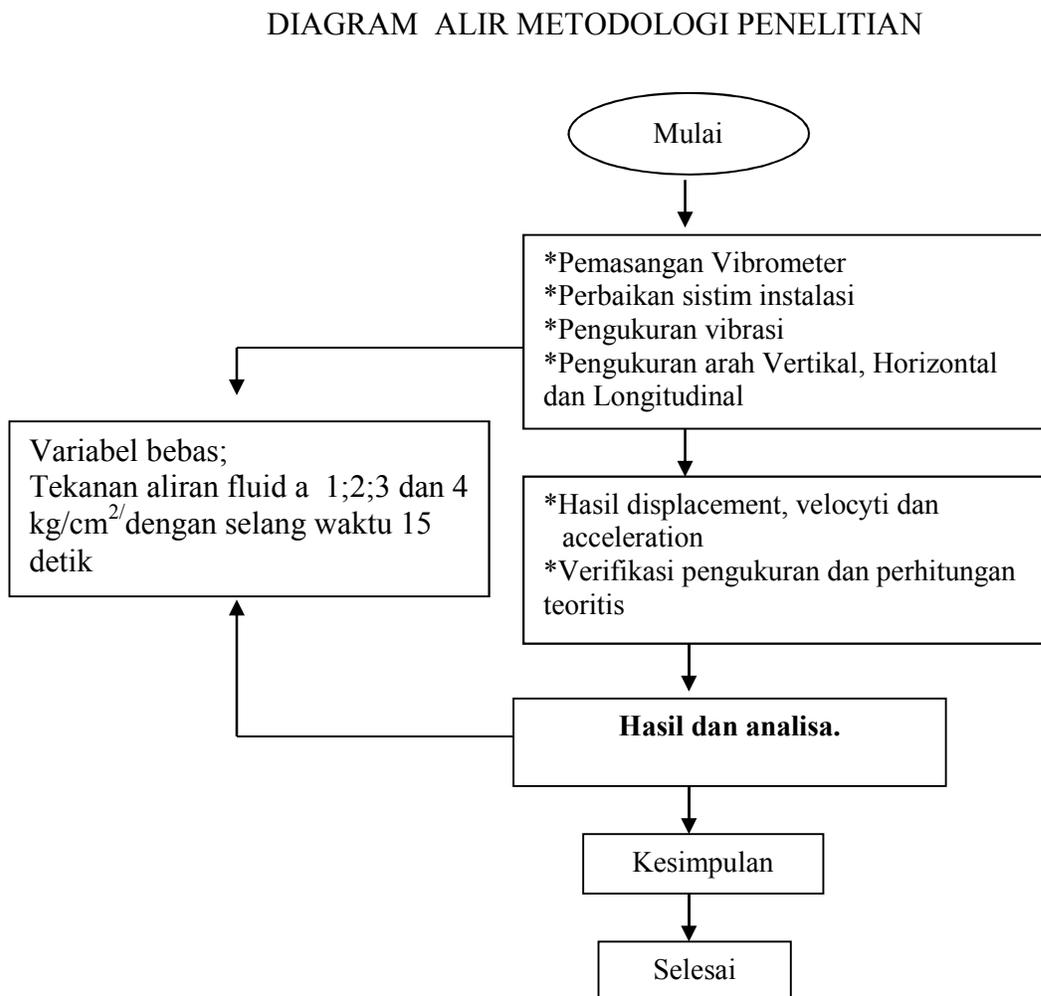
Penyelidikan sinyal vibrasi yang timbul akibat perubahan tekanan fluida aliran dengan titik pengukuran searah sumbu vertikal, sumbu horizontal dan arah logitudinal . Pengukuran dilakukan pada titik yang telah ditentukan dengan pengambilan data berdasarkan time domain. Pengukuran ketiga arah tadi dikarenakan sistem pengujian diasumsikan mempunyai 3 derajat kebebasan.

3.3.2. Pengolahan Dan Analisa Data

Vibrasi yang terjadi pada Mesin Turbin Pelton akibat pengaruh tekanan aliran fluida dengan variasi data yang diperoleh akibat perubahan tekanan fluida dan dianalisa serta dibahas untuk memperoleh perilaku vibrasinya.

3.4. Kerangka konsep

Secara garis besarnya, metode penelitian ini dapat digambarkan seperti pada diagram alir berikut :



Gambar 3.3 Diagram Alir Metodeologi Penelitian