# **SKRIPSI**

# SIMULASI ALIRAN FLUIDA DENGAN VARIASI PENEMPATAN INJEKTOR PADA *INTAKE MANIFOLD* MESIN 2 LANGKAH MENGGUNAKAN CFD

**AZIES SAPUTRA** 5315083445



Skripsi Ini Ditulis Sebagai Syarat Untuk Mendapatkan Gelar Sarjana Pendidikan Di Jurusan Teknik Mesin Universitas Negeri Jakarta

PROGRAM STUDI S1
JURUSAN TEKNIK MESIN
FAKULTAS TEKNIK
UNIVERSITAS NEGERI JAKARTA
2014

#### **ABSTRAK**

Azies Saputra, <u>Simulasi Aliran Fluida Dengan Variasi Penempatan Injektor Pada Intake Manifold Mesin 2 Langkah Menggunakan CFD. Jakarta</u>: Jurusan Teknik Mesin Universitas Negeri Jakarta, Juni 2014.

Penelitian ini dengan tujuan simulasi aliran fluida dengan variasi penempatan injektor pada *intake manifold* motor 2 langkah menggunakan *Computational Fluids Dynamic (CFD)*. Injektor akan ditempatkan pada *intek manifold* mesin 2 langkah 132 cc, dengan melihat fenomena aliran campuran bahan bakar dan udara yang terjadi pada *intake manifold*, tekanan statis dan kecepatan aliran campuran bahan bakar dan udara saat melewati *intake manifold*. Penempatan injektor yang akan diamati yaitu tegak lurus dan miring dengan membentuk sudut yang melebar terhadap *intake manifold*.

Metode yang digunakan dalam penelitian ini adalah metode eksperimen dengan berbantuan *software* CFD Fluent 6.2.16., *software Solid Work*, dan Gembit. Penempatan injektor yang diteliti sebanyak 3 model dengan perbedaan sudut yang dibentuk terhadap intake manifold. Model-1 ditempatkan membentuk sudut 60°, model-2 ditempatkan membentuk sudut 90°, dan Model-3 ditempatkan membentuk sudut 120°.

Hasil yang didapatkan adalah penempatan injektor model-1 menghasilkan yang paling optomal dari model-2 dan model-3. Pada model-1 terbentuk tekanan statis dan kecepatan yang lebih optimal dari model lainnya, selain itu pancaran yang terjadi terlihat makin lama makin mengecil/meruncing ini menunjukkan terjadinya penetrasi bahan bakar terhadap udara pada model-1 lebih baik.

Kata kunci: Aliran Fluida, Injektor, CFD

# LEMBAR PENGESAHAN SKRIPSI

Judul : Simulasi Aliran Fluida dengan Variasi Penempatan Injektor Pada

Intake Manifold Mesin 2 Langkah Menggunakan CFD

Nama : Azies Saputra No. Reg. : 5315083445

Skripsi ini telah diperiksa dan disetujui oleh :

# **Dosen Pembimbing**

Nama/Jabatan	Tanda Tangan	Tanggal
Dosen Pembimbing I  Drs. H. Supria Wiganda, M.Pd.  NIP. 195106041984031001	()	()
Dosen Pembimbing II  H. Wardoyo, ST.,MT.  NIP.197908182008011008	() osen Penguji	()
Ketua Sidang <b>Dr. Agus Dudung, M.Pd,</b> NIP.196508171991021001	()	()
Sekertaris Sidang <b>Dyah Arum Wulandari, ST.,MT.</b> NIP.197708012008012006	()	()
Dosen Ahli <b>Drs. H. Syamsuir, MT.</b> NIP.196705151993041001	()	()

# Mengetahui

Ketua Jurusan Teknik Mesin Universitas Negeri Jakarta

**Dr. Eng. Agung Premono, M.T**NIP. 197705012001121002

Tanggal Sidang: 15 Juli 2014

ν

LEMBAR PERNYATAAN

Dengan ini saya menyatakan bahwa:

1. Karya tulis skripsi saya ini adalah asli dan belum pernah diajukan untuk

mendapatkan gelar akedemik sarjana, baik di Universitas Negeri Jakarta

maupun di perguruan tinggi lain.

2. Karya tulis ini adalah murni gagasan, rumusan dan penelitian saya sendiri

dengan arahan dari dosen pembimbing

3. Dalam karya tulis ini tidak terdapat karya atau pendapat yang telah ditulis

atau dipublikasikan orang lain, kecuali secara tertulis dengan jelas

dicantumkan sabagai acuan dalam naskah dengan disebutkan nama

pengarang dan dicantumkan dalam daftar pustaka.

4. Pernyataan ini saya buat dengan sesungguhnya dan apabila di kemudian

hari terdapat penyimpangan dan ketidakbenaran dalam pernyataan ini,

maka saya bersedia menerima sanksi akademik berupa pencabutan gelar

yang telah diperoleh, karya tulis ini, serta sanksi lainnya sesuai dengan

norma yang berlaku di Universitas Negeri Jakarta.

Jakarta,

Yang membuat pernyataan

Azies Saputra

#### KATA PENGANTAR

Puji dan syukur saya panjatkan kehadirat Allah SWT yang telah memberikan rahmat karunia dan hidayah-Nya, sehingga saya dapat menyelesaikan skripsi dengan judul "Analisis Posisi Injektor Pada *Intake Manifold* Mesin 2 Langkah dengan Simulasi Aliran Fluida menggunakan CFD" yang merupakan persyaratan untuk meraih gelar Sarjana Pendidikan Jurusan Pendidikan Teknik Mesin, Fakultas Teknik, Universitas Negeri Jakarta.

Skripsi ini tidaklah dapat terwujud dengan baik tanpa adanya bimbingan, dorongan, saran-saran dan bantuan berbagai pihak. Oleh karena itu saya ingin menyampaikan ucapan terima kasih yang sebesar-besarnya kepada

- Bapak. Dr. Eng. Agung Premono, M.T, selaku Ketua Jurusan Teknik Mesin, Fakultas Teknik Universitas Negeri Jakarta.
- 2. Bapak Ahmad Kholil, S.T., M.T, selaku Ketua Program Studi Pendidikan Teknik Mesin.
- 3. Bapak Drs. Supria Wiganda, M.Pd. selaku dosen pembimbing I.
- 4. Bapak. H. Wardoyo, S.T., M.T, selaku dosen pembimbing II.
- 5. Ibu Siska Titik Dwiyanti, S.Si, M.T, selaku pembimbing akademik.
- Kedua Orangtua saya yang telah mendidik, merawat dan juga mendukung baik doa, materi dan moral.

Akhir kata, saya berharap semoga skripsi ini bermanfaat bagi yang membacanya.

Penulis

Azies Saputra 5315083445

# **DAFTAR ISI**

HALAMA	AN JUDUL	j
ABSTRA	K	i
LEMBAR	PENGESAHAN SKRIPSI	iv
LEMBAR	R PERNYATAAN	V
KATA PE	ENGANTAR	vi
DAFTAR	ISI.	vi
DAFTAR	GAMBAR.	ix
DAFTAR	TABEL	X
DAFTAR	LAMPIRAN	xi
BAB I PE	NDAHULUAN	1
A. Latar	Belakang.	1
B. Identif	fikasi Masalah	5
C. Batasa	nn Masalah	5
D. Rumu	san Masalah	6
E. Manfa	at Penelitian	6
BAB II K	AJIAN TEORI.	8
A. Fluida		8
1. Hal	kikat Fluida	8
2. Kla	sifikasi Aliran Fluida	10
3. Tip	e Aliran	11
B. Hakik	tat Motor Bensin 2 Langkah	12
1. Pro	ses Kerja Motor Bensin 2 Langkah	13
2. Das	sar Teori Motor Bensin	15
3. Sist	tem Bahan Bakar Elektronik	20
a.	Komponen-Komponen Dasar EFI	21
b.	Jenis Sistem EFI	23
c.	Bagaimana EFI Bekerja	25
d.	Injektor	28
e.	Intake Manifold	30

C. Metode Element Hingga	30
1. Langkah Penerapan Metode Element Hingga	31
2. Contoh Aplikasi Metode Elment Hingga	35
D. Computational Fluid Dynamic	36
1. Pengertian CFD	36
2. Sistem Kerja CFD	37
3. Gambit	38
4. Fluent	41
BAB III METODOLOGI PENELITIAN.	45
A. Tujuan Penelitian	45
B. Tempat dan Waktu	45
C. Uraian Prosedur Penelitian	45
D. Flow Chart Penelitian	48
1. Pemodelan Gambit	49
2. Peyederhanaan Model Dan Kesimetrisan Model	49
3. Gambit	50
4. Meshing Geometri	51
5. Simulasi Fluent	55
BAB IV HASIL DAN PEMBAHASAN	67
A. Hasil Simulasi	67
B. Pembahasan Hasil Simulasi	70
1. Distribusi Tekanan	70
2. Distribusi Kecepatan Aliran dan Arah Aliran	73
3. Distribusi Fraksi Massa	76
4. Path Line	78
BAB V KESIMPULAN DAN SARAN.	80
A. KESIMPULAN	80
B. SARAN	81
DAFTAR PIISTAKA	82

# **DAFTAR GAMBAR**

Gambar 2.1 Tipe	e Aliran Fluida	11
Gambar 2.2 Inje	ktor	30
Gambar 2.3 Per	bedaan Element Antara Perbedaan Hingga dengan Element	
Hin	gga	32
Gambar 2.4 Ele	ement Yang Digunakan Pada 3 Dimensi	33
Gambar 2.5 Sta	ndar Element 2 Dimensi Yang Sering Dipakai	36
Gambar 2.6 Gra	phis Tampilan Awal Gambit	38
Gambar 27 Me	shing Dengan Element Tri Type Pave	40
Gambar 2.8 Me	shing Dengan Element Quad/Tri Type Wedge Primitive	40
Gambar 2.9 Mes	shing Dengan Element Quad/Tri Type Submap	40
Gambar 2.10 Mes	shing Dengan Element Quad/Tri Type Map	41
Gambar 3.1 Flo	ow chart	48
Gambar 3.2 Geo	metri Model	49
Gambar 3.3 Mem	nulai Gambit	50
Gambar 3.4 Tam	pilan Geometri Pada Gembit	51
Gambar 3.5 Mesh	h Garis	52
Gambar 3.6 Mesh	h Bidang	53
Gambar 3.7 Mesh	h Volume	53
Gambar 3.8 Kodi	isi Batas	54
Gambar 3.9 Men	njalankan Fluent	56
Gambar 3.10 Cha	eck Grid	57
Gambar 3.11 Scal	le Grid	57
Gambar 3.12 Smo	ooth/Swap Grid	58
Gambar 3.13 Sol	ver	58
Gambar 3.14 Visa	cos Model	59
Gambar 3.15 Ene	ergy Model	59
Gambar 3.16 Mar	terial	60
Gambar 3.17 Spe	ecies Model	60
Gambar 3.18 Koo	disi Udara Masuk	62

Gambar 3.19 Kondisi Bensin Masuk	63
Gambar 3.20 Kondisi Hasil	63
Gambar 3.21 Fluida	64
Gambar 3.22 Solution Control	64
Gambar 3.23 Solution Initialization	65
Gambar 3.24 Residual dan Statistik	65
Gambar 3.25 Iteration	66
Gambar 3.26 Menampilkan Hasil	66
Gambar 4.1 Grafik hasil iterasi, (a) Model 1, (b) Model 2, (c) Model 3	68
Gambar 4.2 Kontur Tekanan Statis. (a) Model-1, (b) Model-2, dan	
(c) Model-3	70
Gambar.4.3. Model-1. (a) Kontur Kecepatan, dan (b) Vektor Kecepatan	73
Gambar.4.4. Model-2. (a) Kontur Kecepatan, dan (b) Vektor Kecepatan	74
Gambar.4.5. Model-3. (a) Kontur Kecepatan, dan (b) Vektor Kecepatan	75
Gambar.4.6. Fraksi Massa. (a) Model-1,(b) Model-2 dan (c) Model-3	77
Gambar.4.7. Parth lines. (a) Model-1, (b) Model-2, dan (c) Model-3	78

# **DAFTAR TABEL**

Tabel 3.1 Langkah Simulasi CFD Fluent	55
Tabel 4.1 Hasil Simulasi Tekanan Statis dan Kecepatan	69

#### BAB I

#### **PENDAHULUAN**

### A. Latar Belakang

Fluida dapat dikatakan suatu zat yang terus menerus berubah bentuk apabila mengalami tegangan geser, betapapun kecilnya tegangan geser itu. Fluida sering kita gunakan dalam kehidupan sehari-hari seperti udara dan zat cair. Udara menjadi kebutuhan pokok makhluk hidup yang sangat penting untuk mempertahankan hidup. Sedangkan zat cair seperti air mineral, bensin dan lain sebagainya menjadi penunjang untuk kelangsungan hidup.

Pada dunia otomotif baik kendaran roda 2 maupun roda 4 sangat membutuhkan fluida. Contoh fluida tersebut seperti udara ideal, bensin, oli, minyak rem, dan air radiator. Fluida tersebut memiliki fungsi yang sangat penting untuk setiap kendaraan agar dapat dioperasikan dengan baik. Udara ideal dan bensin menjadi kebutuhan pokok agar kendaraan dapat digunakan.

Motor 2 langkah yaitu motor yang memerlukan 2 kali langkah torak (satu kali putaran poros engkol) untuk menghasilkan satu kali usaha. <sup>1</sup> Jika ditinjau dari prestasi kerja motor 2 langkah ada beberapa kelemahan, diantaranya tidak efisien atau boros konsumsi bahan bakar sehingga tidak ramah lingkungan. Ditinjau dari segi penggunaan motor 2 langkah lebih mudah dalam hal perawatannya. Mulai perlahan keberadaan motor 2 langkah mulai ditinggalkan karena adanya kelemahan pada sistem operasi kerjanya.

<sup>&</sup>lt;sup>1</sup> Daryanto, *Prinsip Dasar Mesin Otomotif* (Bandung, 2011), hal. 12

Berkembangnya industri otomotif, mulai muncul teknologi-teknologi baru yang diterapkan pada kendaraan. Pada sistem bahan bakar alat pencampur bahan bakar bensin dan udara umumnya menggunakan karburator mulai perlahan diganti dengan sistem injeksi. Kebanyakan motor 2 langkah saat ini masih menggunakan sistem karburator. Pada sistem karburator pencampuran antara bahan bakar dengan udara untuk mendapatkan pengkabutan yang ideal masih belum sempurna. Perbandingan yang ideal antara pencampuran bahan bakar dengan udara adalah 1:14,8 yaitu 1 bagian bahan bakar dan 14,8 bagian udara. Dengan adanya teknologi sistem injeksi yang dikenal dengan sistem *EFI* (*Electronic Fuel Injection*) menjadi solusi agar pada sistem bahan bakar mendapatkan perbandingan yang lebih tepat.

Sistem injeksi merupakan teknologi di mesin pembakaran dalam pencampuran bahan bakar dengan udara sebelum dibakar dengan pengontrolan akurat sesuai kebutuhan dengan bantuan elektronik. Pada sistem injeksi terdiri dari beberapa komponen sebagai pendukung jalannya pencampuran bahan bakar dengan udara menuju ruang bakar. Injektor adalah salah satu komponen pada sistem injeksi yang berfungsi untuk menyemprotkan bahan bakar ke ruang bakar. Di samping itu, injektor harus dapat mengabutkan bahan bakar sesuai dengan derajat pengabutan yang diminta, serta mendistribusikan bahan bakar untuk memperoleh pembakaran yang sempurna dalam waktu yang direncanakan.

<sup>&</sup>lt;sup>2</sup> BPM. Arends, H. Berenschot, *Motor Bensin* (Jakarta, 1980), hal. 111

Pada sistem injeksi posisi injektor ada dua yaitu injektor terdapat pada lubang pemasukan (*intek manifold*) dan injektor berada langsung di bagian atas ruang bakar. Fungsi utama *intake manifold* adalah sebagai pendistribusi campuran udara-bahan bakar menuju *intake port engine* dan diteruskan ke ruang bakar, serta sebagai tempat untuk berlangsungnya proses pencampuran bahan bakar dengan udara. Pendistribusian dan kualitas campuran sangat menentukan proses pembakaran yang terjadi di ruang bakar dan akan berpengaruh terhadap unjuk kerja *engine* tersebut. Desain *manifold* akan berpengaruh terhadap proses pendistribusian campuran, oleh karena itu perlu diketahui fenomena aliran yang melewati *intake manifold* guna mendapatkan *design intake manifold* dengan hasil maksimal.

Simulasi aliran pada *intake port IC-engine* pernah dilakukan oleh G. Rhottenkobler, K. Dullenkopf dan S.Witting (1998) dimana dengan kenaikan kecepatan aliran udara, aliran bahan bakar semakin berbelok ke bagian dinding bawah dari *intake manifold*. Simulasi aliran pada *intake manifold* model *elbow* pernah dilakukan oleh Bambang Sugiarto dimana dengan *design intake manifold* dengan bantuan simulasi CFD, menghasilkan efisiensi volumetris yang cukup baik, khususnya pada kecepatan rendah. Pada mesin 4 langkah satu silinder ini terjadi fluktuasi tekanan masuk yang besar terutama pada kecepatan putaran mesin yang tinggi yang mengakibatkan keterlambatan respon alat.<sup>3</sup>

<sup>&</sup>lt;sup>3</sup> Bambang Sugiarto "Sistem Injeksi Bahan Bakar Sepeda Motor Satu Silinder Empat Langkah", Jurnal Makara Teknologi No.3 tahun 2004, hal. 82

Dalam melakukan analisis aliran fluida banyak metode atau pendekatan yang dapat digunakan sebagai cara pemecahan masalah. Metode eksperimental dengan menggunakan wind tunnel dapat digunakan sebagai alat analisis dan memberikan hasil pengukuran yang cukup baik. Namun demikian metode ini membutuhkan waktu yang cukup lama dalam penelitiannya dan cukup menghabiskan biaya yang tidak kecil.

Analisis suatu aliran fluida dapat menggunakan metode *Computational Fluids Dynamic (CFD)* menawarkan alternatif analisa dengan pendekatan numerik. Dengan *Computational Fluids Dynamic (CFD)* aliran-aliran yang sulit disimulasikan pada *wind tunnel* dapat dilakukan, dan menghabiskan waktu dan biaya yang relatif lebih rendah daripada pengujian eksperimental. Dalam merancang suatu produk, *Computational Fluids Dynamic (CFD)* memberikan fleksibilitas karena model pengujian dapat dirubah dengan hanya merubah gambar *CAD (Computer Aided Design)* dan segera dapat disimulasikan ulang.<sup>4</sup>

Berdasarkan uraian data penulis ingin melakukan penelitian dengan judul "Simulasi Aliran Fluida Dengan Variasi Penempatan Injektor Pada *Intake Manifold* Motor 2 Langkah dengan Menggunakan *Computational Fluids Dynamic (CFD)*". Injektor akan ditempatkan pada lubang pemasukan (*intake manifold*) mesin 2 langkah 132 cc, dengan mengetahui fenomena prilaku aliran campuran bahan bakar dan udara yang terjadi di *intake* 

.

<sup>&</sup>lt;sup>4</sup> Sony Irawan Kartika, "Perancangan dan Analisa Geometri Bodi Kendaraan Surya Lomba Berbasis Airfoil NACA 66 Berbantuan Computational Fluid Dynamics" (Tesis Program Pasca Sarjana Bidang Ilmu Teknik Universitas Indonesia, 2005), hal. 12

*manifold*, tekanan statis dan kecepatan campuran bahan bakar dan udara saat melewati *intake manifold*. Penempatan injektor yang diamati tegak lurus, dan miring dengan membentuk sudut yang melebar terhadap *intake manifold*.

#### B. Identifikasi Masalah.

Berdasarkan latar belakang masalah yang telah dipaparkan di atas maka terdapat beberapa masalah yang dapat diidentifikasi :

- 1. Apakah pengaruh penambahan injektor pada motor 2 langkah?
- 2. Apakah pengaruh penempatan injektor terhadap motor 2 langkah?
- 3. Bagaimanakah simulasi aliran fluida pada *intake manifold* motor 2 langkah?
- 4. Bagaimanakah pengaruh kecepatan aliran campuran fluida pada *intake* manifold?
- 5. Bagaimanakah simulasi aliran fluida pada *intake manifold* menggunakan *Computational Fluids Dynamic (CFD)*?
- 6. Apakah variasi penempatan injektor pada *intake manifold* motor 2 langkah mempengaruhi fenomena campuran aliran fluida?

#### C. Batasan Masalah

Mengingat masalah pada skripsi ini begitu luas maka penulis mencoba membatasi masalah, yaitu:

 Menempatkan injektor tegak lurus dan miring membentuk sudut yang melebar terhadap intake manifold.

- Hanya mempelajari fenomena aliran campuran yang terjadi pada intake manifold.
- Tidak mempelajari perpindahan panas dan mekanika fluida secara terperinci terhadap aliran yang terjadi.
- 4. Asumsi yang diambil: aliran steady, dan aliran incompressible.

#### D. Rumusan Masalah

Berdasarkan pada identifikasi masalah dan batasan masalah maka penulis merumuskan masalah yaitu: "Bagaimanakah simulasi aliran fluida dengan variasi penempatan injektor pada intake manifold mesin 2 langkah menggunakan *Computational Fluids Dynamic (CFD)*?"

#### E. Manfaat Penelitian

Dengan adanya penelitian ini maka diharapkan dapat memberikan manfaat sebagai berikut :

- Mengetahui penempatan injektoryang optimal pada intake manifold mesin 2 langkah beserta fenomena aliran campuran bahan bakar dan udara yang terjadi.
- Mengetahui dan memperjelas prinsip kerja sistem injeksi pada motor 2 langkah.
- 3. Sebagai acuan bagi kalangan peneliti di bidang mekanika fluida untuk sepeda motor
- 4. Dapat memberikan solusi untuk mencegah pemborosan konsumsi bahan bakar pada motor 2 langkah.

- Bagi dunia pendidikan dengan metode simulasi menjadikan pertimbangan dalam proses pembelajaran agar dapat tercapainya tujuan suatu pembelajaran.
- 6. Bagi dunia pendidikan dapat menambah bekal ilmu yang bermanfaat terutama untuk Universitas Negeri Jakarta.

#### BAB II

#### **KAJIAN TEORI**

#### A. Fluida

#### 1. Hakikat Fluida

Fluida adalah suatu zat yang terus menerus berubah bentuk apabila mengalami tegangan geser, betapapun kecilnya tegangan geser tersebut. semakin besar laju perubahan fluida, makin besar pula tegangan geser untuk fluida tersebut. Bila kita mencoba mengubah bentuk suatu massa fluida, maka di dalam fluida tersebut akan terbentuk lapisanlapisan di mana lapisan yang satu akan mengalir di atas lapisan yang lain, sehingga tercapai bentuk baru. Selama perubahan bentuk tersebut, terdapat tegangan geser (*shear stress*), yang besarnya bergantung pada viskositas fluida dan laju alir fluida relatif terhadap arah tertentu. Beberapa sifat fluida yang merupakan element penting yang mempengaruhi tegangan geser ialah:

# a. Kerapatan

Kerapatan (*density*) suatu fluida didefinisikan sebagai ukuran untuk konsentrasi zat tersebut dan dinyatakan dalam massa persatuan volume. Sifat ini di tentukan dengan cara menghitung rasio massa zat

<sup>5</sup> Victor L. Streeter, *MekanikaFluida: EdisiDelapanJilid 1*. (Jakarta: Erlangga, 1993) hal. 3

yang tekandung dalam suatu bagian tertentu terhadap volume tersebut.6

Volume jenis adalah volume yang ditempati oleh sebuah satuan massa zat.

$$v = \frac{1}{\rho} \tag{2.1}^7$$

Berat jenis adalah gaya gravitasi terhadap massa yang terkandung dalam sebuah satuan volume zat. Berat jenis dipengaruhi oleh harga percepatan gravitasi. Seperti di daerah pegunungan mempunyai nilai gravitasi yang lebih besar dari pada di daerah perkotaan, hal ini disebabkan oleh pengaruh kerapatan fluida.

$$\gamma = \rho. g \tag{2.2}^8$$

### b. Viskositas

Viskositas fluida merupakan sifat fluida yang menyatakan ukuran ketahanan sebuah fluida terhadap deformasi atau perubahan bentuk. Viskositas suatu fluida bertambah dengan naiknya temperatur, karena makin besarnya aktivitas molekular ketika temperatur meningkat. Viskositas adalah sifat fluida yang mendasari diberikannya tahanan terhadap tegangan geser oleh fluida tersebut.

$$\mu = \frac{\tau}{du/dy} \tag{2.3}$$

<sup>&</sup>lt;sup>6</sup> *Ibid.*, hal. 13

<sup>&</sup>lt;sup>7</sup> Ibid.

<sup>&</sup>lt;sup>8</sup> Ibid. <sup>9</sup> *Ibid.,* hal. 9

## c. Komprebilitas

Berbagai jenis fluida dapat mengalami perubahan bentuk akibat gesekan *viscous* atau kompresi oleh suatu tekanan dari luar yang bekerja terhadap suatu volume fluida.

Komprebilitas suatu zat dapat didefinisikan menurut bulk modulus elastisitas rata ialah:

$$K = \frac{P2 - P1}{(v2 - v1)/v1} = \frac{-\Delta P}{\Delta v/v}$$
 (2.4)<sup>10</sup>

Dimana: K = Komprebilitas; P = Tekanan; V = Volume Aliran dianggap tak dapat mampat (*incompressible*) bila perubahan kerapatan fluida dapat diabaikan. Aliran fluida dengan kecepatan di atas sekitar 60-90 m/s harus dianggap aliran dapat mampat. Fluida dianggap tidak dapat mampat adalah fluida yang kerapatannya tidak tergantung pada tekanan.<sup>11</sup>

#### 2. Klasifikasi Aliran Fluida

Jenis aliran suatu fluida banyak dikategorikan seperti *steady* atau *unsteady*, seragam atau tidak seragam, *laminar* atau *turbulen*, dan aliran mampu mampat atau tak mampat. Namun secara umum jenis aliran dapat dibedakan sebagai berikut:

a. *Steady*: Suatu aliran dimana kecepatannya tidak terpengaruh oleh perubahan waktu, sehingga kecepatannya konstan pada setiap titik.

\_

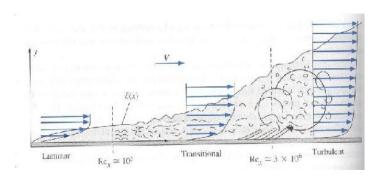
<sup>&</sup>lt;sup>10</sup> *Ibid.,* hal. 8

<sup>&</sup>lt;sup>11</sup> *Ibid.,* hal. 47

b. *Unsteady* : Suatu aliran dimana terjadi perubahan kecepatan terhadap waktu.

# 3. Tipe Aliran

- a. Aliran Laminar: Aliran fluida bergerak dengan kecepatan yang sama dan dengan lintasan partikel yang tidak memotong atau menyilang, dapat dikatakan bahwa aliran laminar ditandai dengan keteraturan aliran fluida.
- b. Aliran *Transisi*: Batas perubahan antara aliran laminar menuju ke aliran turbulen.
- c. Aliran *Turbulen*: Gerakan fluida tidak lagi tenang melainkan menjadi bergolak. Pada aliran turbulen partikel fluida tidak membuat fluktuasi tertentu dan tidak memperlihatkan pola gerakan yang dapat diamati.



Gambar 2.1 Tipe aliran fluida. 12

Untuk menganalisa kedua tipe aliran ini diberikan parameter tak berdimensi yang dikenal dengan nama bilangan Reynold:

<sup>&</sup>lt;sup>12</sup> Yunus A.Cengel, *Fluid Mechanics* (New York:Mc Graw Hill, 2006) hal. 541.

$$Re = \frac{(\rho.vs.d)}{\mu} = \frac{vs.L}{V} = \frac{Gaya \, Inersia}{Gaya \, Viskos}$$
 (2.5)<sup>13</sup>

Dimana: Re = Bilangan Reynold v = kecepatan aliran (m/s)

 $\rho$  = massa jenis (kg/m<sup>3</sup>) d = diameter (m)

 $\mu = viskositas dinamis (N.s/m<sup>2</sup>)$ 

Transisi dari aliran laminar dan aliran turbulen karena bilangan Reynolds tertentu aliran laminar menjadi tidak stabil. Transisi tergantung pada gangguan-gangguan yang dapat berasal dari luar atau karena kekasaran permukaan,teransisi tersebut dapat terjadi dalam selang bilangan Reynolds dan telah diketahui bahwa aliran laminar pada kondisi dimana bilangan Reynolds lebih kecil dari 100.000 dan turbulen jika bilangan Reynolds lebih besar 3.000.000. Jika bilangan Reynolds berada diantara 100.000 dan 3.000.000 adalah merupakan daerah transisi.<sup>14</sup>

### B. Hakikat Motor Bensin 2 Langkah

Motor bensin merupakan mesin pembangkit tenaga yang mengubah bahan bakar bensin menjadi tenaga panas dan akhirnya menjadi tenaga mekanik. Menurut Daryanto "motor bensin adalah pesawat penggerak mula yang mengubah tenaga kimia bahan bakar menjadi tenaga panas dengan jalan pembakaran, panas tersebut selanjutnya dirubah menjadi

<sup>&</sup>lt;sup>13</sup> E. John Finnemore and Joseph B Franzini. *Fluid Mechanics With Engineering Applications* (Newyork: McGrawHill, 2002) hal. 279

Yunus A. Cengel *Loc.it* 

<sup>&</sup>lt;sup>15</sup> Wahyu Hidayat, *Motor Bensin Modern* (Jakarta: Rineka Cipta, 2012), hal. 1

tenaga mekanik".<sup>16</sup> Jadi motor bensin adalah mesin yang bekerja memanfaatkan energi dari hasil gas panas hasil proses pembakaran, dimana proses pembakaran berlangsung di dalam silinder mesin itu sendiri sehingga gas pembakaran sekaligus berfungsi sebagai fluida kerja menjadi tenaga atau energi panas.

Motor bensin 2 langkah adalah motor bensin yang memerlukan 2 kali langkah torak (satu putaran poros engkol) untuk menghasilkan satu kali usaha/kerja.<sup>17</sup> Amin nugroho menyatakan, "motor bensin 2 langkah adalah jenis motor pembakaran dalam yang setiap 2 langkah torak atau satu putaran poros engkol terjadi satu kali pembakaran bahan bakar atau menghasilkan satu kali langkah usaha".<sup>18</sup>

#### 1. Proses Kerja Motor Bensin 2 Langkah

Motor bensin 2 langkah pada prinsipnya bekerja dengan 2 langkah piston atau 1 putaran poros engkol. Dalam satu siklus kerja mesin 2 langkah hanya terdiri dari 1 kali gerakan naik dan 1 gerakan turun dari piston saja, berbeda dengan mesin 4 langkah yang dalam satu siklus kerja mesin harus terdiri dari 2 gerak naik dan 2 gerak turun. Dalam satu siklusnya terjadi proses yang berlangsung secara berulang-ulang yang dikenal dengan langkah isap, langkah kompresi, langkah usaha, dan

<sup>&</sup>lt;sup>16</sup> Daryanto, *Prinsip Dasar Mesin Otomotif* (Bandung: Alfabeta, 2011), hal. 3

<sup>11</sup> *Ibid.*, hal. 12

<sup>&</sup>lt;sup>18</sup> Amien Nugroho, *Ensiklopedia Otomotif* (Jakarta: Gramedia Pustaka Utama, 2005), hal. 186

langkah buang. Pada motor bensin 2 langkah keempat proses kerjanya beberapa ada yang berlansung secara bersamaan.

# a. Langkah Isap dan Langkah Kompresi

Setengah putaran pertama atau 180°, piston bergerak dari titik mati bawah ke titik mati atas. Pada bagian bawah piston terjadi langkah isap, selama langkah piston menuju titik mati atas, ruang engkol akan membesar menjadikan ruang tersebut hampa atau vakum. Dengan perbedaan tekanan ini, maka udara luar dapat mengalir dan bercampur dengan bahan bakar di alat pencampur bahan bakar yang selanjutnya masuk ke ruang engkol.

Pada bagian atas piston terjadi langkah kompresi, ketika piston bergerak menuju titik mati atas. Bila saluran bilas dan saluran buang tertutup, maka proses langkah kompresi mulai. Dengan gerakan piston terus keatas mendesak gas baru yang sudah masuk sebelumnya, membuat suhu dan tekanan meningkat. Beberapa derajat sebelum piston mencapai titip mati atas, busi akan meletikkan bunga api dan mulai membakar campuran gas tadi.

### b. Langkah Usaha dan Langkah Buang

Setelah putaran kedua atau 360°, piston bergerak dari titik mati atas menuju titik mati bawah. Pada bagian atas piston terjadi langkah usaha. Pembakaran yang mengakibatkan ledakan yang menghasilkan tenaga, dan mendesak piston menuju titik mati bawah. Beberapa

derajat setelah piston bergerak ke titik mati bawah lubang buang terbuka oleh kepala piston, gas-gas bekas keluar melalui saluran buang. Langkah ini disebut langkah buang.

Pada bagian bawah piston, beberapa derajat selanjutnya setelah saluran buang dibuka, maka saluran bilas mulai terbuka oleh tepi piston. Gas baru yang berada dibawah piston terdesak dan mengalir melalui saluran bilas menuju puncak ruang bakar sambil membantu mendorong gas bakar keluar. Proses ini disebut pembilasan.

#### 2. Dasar Teori Motor Bensin

Sumber tenaga mesin hanyalah mengubah bahan bakar menjadi energi gerak berputar, yang diukur dengan horse power. Campuran bahan bakar yang dikabutkan dengan udara melalui alat pencampur bahan bakar mengalir deras ke dalam silinder. Campuran ini akan diledakkan di dalam silinder, menciptakan pengembangan panas menghasilkan tekanan. Piston terdorong turun dalam silinder hingga mampu memutar poros engkol. Bahan bakar sebuah sumber energi kimia. Seberapa banyak bensin yang mampu dibakar secara efektif di dalam mesin sangat berhubungan dengan hasil out put tenaganya. Jika campuran udara dengan bahan bakar terlalu basah, mesin tidak akan bekerja normal akibatnya mesin akan menghasilkan tenaga yang kecil. Cara terbaik membuat campuran udara dengan bahan bakar ideal yaitu 1:15 sampai 1:13. Semakin besar kapasitas alat penyampur sebagat jantung dalam mesin untuk mengisap udara dan bahan bakar ke dalam ruang silinder, maka mesin dengan kapasitas besar akan menghasilkan tenaga lebih besar.

Kemampuan mesin adalah prestasi suatu mesin yang erat hubungannya dengan daya mesin yang dihasilkan. <sup>19</sup> Ada 3 faktor yang menentukan besarnya tenaga pada sebuah mesin <sup>20</sup>:

- 1) Efisiensi mesin, yaitu seberapa dorongan pada piston yang dihasilkan oleh gaya putaran roda penerus.
- 2) Efisiensi thermal, yaitu seberapa banyak bahan bakar yang harus dibakar/dipanaskan dalam silinder untuk mendorong piston turun menuju titik mati bawah secara efisien.
- 3) Efisiensi volumetrik yaitu membuat saluran/ukuran yang tepat untuk memompa gas secara optimal.

#### a. Volume Silinder

Volume silinder ialah besarnya volume langkah ditambah volume ruang bakar.<sup>21</sup> Volume langkah dihitung dari volume di atas piston saat posisi piston di titik mati bawah sampai garis titik mati atas. Sedangkan volume ruang bakar dihitung volume di atas piston saat posisi piston berada di titik mati atas, juga disebut volume sisa.

-

<sup>&</sup>lt;sup>19</sup> Wahyu Hidayat *Op. Cit.,* hal. 22

<sup>&</sup>lt;sup>20</sup> *Ibid.,* hal, 23

<sup>&</sup>lt;sup>21</sup> *Ibid.,* hal. 23

Besarnya volume langkah adalah luas lingkaran dikalikan panjang piston.

$$V_L = \pi/4 \cdot D^2 \cdot L$$
 (2.6)<sup>22</sup>

$$Vt = VL + Vs (2.7)^{23}$$

## b. Perbandingan Kompresi

Perbandingan kompresi ialah perbandingan antara volume silinder dan volume ruang bakar atau ruang kompresi.

$$r = \frac{VL + Vs}{Vs} = \frac{Vt}{Vs} = \frac{VL}{Vs} + 1 \tag{2.8}^{24}$$

r = perbandingan kompresi

Jika perbandingan kompresi dari suatu motor bakar piston tinggi, hal ini akan berpengaruh terhadap tekanan hasil dari proses pembakaran didalam silinder. Oleh karena itu, untuk menaikkan efisiensi kerja motor dapat dilakukan dengan cara menaikkan perbandingan kompresinya. Batas perbandingan kompresi untuk motor bensin lebih rendah dari pada motor disel. Maka besarnya perbandingan kompresi motor bensin harus dibatasi tidak boleh terlalu tinggi, karena dapat mengakibatkan terjadinya detonasi. Perbandingan kompresi motor bensin hanya berkisar antara 6:1 sampai 12:1. Sedangkan untuk motor disel perbandingan kompresi lebih tinggi antara 13:1 sampai 24:1.

-

<sup>&</sup>lt;sup>22</sup> Ibid

<sup>23</sup> Ibid

<sup>&</sup>lt;sup>24</sup> *Ibid.,* hal. 25

#### c. Efisiensi Volumetrik Silinder

Secara teoritis jumlah campuran bensin dan udara yang masuk kedalam silinder sama dengan volume langkahnya. Akan tetapi kenyataannya tidak sama karena dipengaruhi oleh beberapa faktor, antara lain tekanan udara, temperatur, panjang saluran, bentuk saluran, dan sisa gas pembakaran di dalam silinder pada proses yang mendahului. Efisiensi volumetric ( $\eta_{vol}$ ) dapat dinyatakan:

$$\eta_{\text{vol }i} = \frac{Vi}{VL} \times 100\% \tag{2.9}^{25}$$

V<sub>i</sub> = Volume campuran bensin dan udara (cc)

 $V_L$  = Volume langkah piston (cc)

Semakin banyak muatan baru yang masuk ke dalam silinder, semakin besar tenaga yang dihasilkan mesin atau tekanan tinggi dari pembakaran. Pada kenyataannya efisiensi volumetrik suatu motor tidak akan mencapai 100%, hanya berkisar antara 60% - 85%. Untuk meningkatkan efisiensi tersebut dapat dilakukan dengan cara membantu pemasukan muatan baru ke dalam silinder dengan tekanan lebih.

#### d. Efisiensi Pemasukan Udara dan Bahan Bakar

Efisiensi pemasukan udara dan bahan bakar erat hubungannya dengan efisiensi volumetrik. Tekanan masuk campuran bahan bakar dan udara (P) akan diubah menjadi tekanan atmosfir ( $P_O$ ) dan

<sup>&</sup>lt;sup>25</sup> *Ibid.*, hal. 26

temperatur (T) diubah menjadi temperatur standar 15 °C (T<sub>o</sub>). Dinyatakan bahwa efisiensi pemasukan udara dan bahan bakar ialah, perbandingan antara volume campuran bahan bakar dan udara pada tekanan dan temperatur sekelilingnya, dengan persamaan:

$$\eta_{ch} = \frac{\text{ViO}}{\text{VL}} \times 100\% \tag{2.10}^{26}$$

$$Vio = \frac{P \cdot Vi}{T} \times \frac{To}{Po}$$
 (2.11)<sup>27</sup>

Vi<sub>0</sub> = jumlah muatan yang masuk ke silinder (CC) Keterangan,

Po = Tekanan standar (1 atmosfir)

 $T_0$  = Temperatur standar 15  $^{\circ}$ C

### e. Daya Kerja Motor

Tekanan gas yang diambil dari harga, maksimal dan minimal adalah tekanan rata-rata. Gaya yang mendorong piston adalah besarnya tekanan rata-rata dikalikan dengan luas penampang piston, yang dinyatakan<sup>28</sup>:

$$F = A Pr$$
 (2.12)<sup>29</sup>

F = gaya yang mendorong piston (kg) Keterangan:

A = luas penampang piston (cm<sup>2</sup>)

Pr = tekanan rata-rata (kg/cm<sup>2</sup>)

<sup>28</sup> *Ibid.,* hal. 33

<sup>29</sup> Ibid.,

<sup>&</sup>lt;sup>26</sup> *Ibid.,* hal. **27** <sup>27</sup> *Ibid,* 

Usaha kerja yang terjadi pada piston yang bergerak dari TMA sampai TMB, dinyatakan:

$$W = F \cdot L$$
 (2.13)<sup>30</sup>

Keterangan: W = usaha kerja piston (kg/cm)

F = gaya yang mendorong piston (kg)

L = panjang langkah piston (cm)

Sedangkan tenaga yang dihasilkan oleh suatu motor adalah usaha kerja per waktu, dinyatakan:

$$E = W/t$$
 (2.14)<sup>31</sup>

$$E = W/550 \text{ HP.}$$
 (2.15)<sup>32</sup>

Jika a adalah banyaknya pembakaran tiap putaran, maka daya indikator dapat dihitung dengan persamaan:

$$Ni = a (A Pr L N z) / 100.75.60$$
 (2.16)<sup>33</sup>

Keterangan :  $a = \frac{1}{2}$  untuk motor empat langkah tunggal

a = 1 untuk motor empat langkah ganda

a = 1 untuk motor dua langkah tunggal

Ni = daya indikator (DK)

N = putaran motor per menit

z = jumlah silinder

\_\_\_

<sup>&</sup>lt;sup>30</sup> Ibid.,

<sup>31</sup> Ibid.,

<sup>32</sup> Ibid.,

<sup>33</sup> Ibid.,

Jika daya indikator dikurangi dengan kerugian faktor gesekan akan menghasilkan daya efektif motor (Ne). Besar kecilnya kerugian pengaruh faktor gesekan akan mempengaruhi efisiensi, dinyatakan:

Ne = Ni . 
$$\eta$$
m (2.17)<sup>34</sup>

#### 3. Sistem Bahan Bakar Elektronik

EFI adalah sebuah kata singkatan dari *Electronic Fuel Injection*. Adapun pengertian dari EFI adalah sebuah sistem penyemprotan bahan bakar yang dalam kerjanya dikontrol secara elektronik agar didapatkan nilai campuran udara dan bahan bakar selalu sesuai dengan kebutuhan motor bakar, sehingga didapatkan daya motor yang optimal dengan pemakaian bahan bakar yang minimal serta mempunyai gas buang yang ramah lingkungan. Dalam kehidupan sehari-hari nama EFI telah dipakai oleh merk Toyota, sedangkan merk lain mempunyai nama-nama yang berbeda, akan tetapi prinsip dari semua sistem tersebut adalah sama.

Sistem EFI menentukan jumlah bahan bakar yang optimal (tepat) disesuaikan dengan jumlah dan temperatur udara yang masuk, kecepatan mesin, temperatur air pendingin, posisi katup *throttle* pengembunan oxygen di dalam *exhaust pipe*, dan kondisi penting lainnya. ECU EFI mengatur jumlah bahan bakar untuk dikirim ke mesin pada saat penginjeksian dengan perbandingan udara dan bahan bakar yang optimal berdasarkan kepada karakteristik kerja mesin. Sistem EFI menjamin

<sup>34</sup> Ibid.,

<sup>&</sup>lt;sup>35</sup> *Ibid,* hal. 122

perbandingan udara dan bahan bakar yang ideal dan efisiensi bahan bakar yang tinggi pada setiap saat.

# a. Komponen-Komponen Dasar EFI

Setiap jenis atau model sepedamotor mempunyai desain masing-masing namun secara garis besar terdapat komponen-komponen berikut:

### 1) ECU – Electrical Control Unit

Pusat pengolah data kondisi penggunaan mesin, mendapat masukkan/*input* dari sensor-sensor mengolahnya kemudian memberi keluaran/*output* untuk saat dan jumlah injeksi, saat pengapian.

# 2) Fuel Pump

Menghasilkan tekanan BBM yang siap diinjeksikan.

#### 3) Pressure Regulator

Mengatur kondisi tekanan BBM selalu tetap (55~60psi).

### 4) Temperature Sensor

Memberi masukan ke ECU kondisi suhu mesin, kondisi mesin dingin membutuhkan BBM lebih banyak.

### 5) Inlet Air Temperature Sensor

Memberi masukan ke ECU kondisi suhu udara yang akan masuk ke mesin, udara dingin O<sub>2</sub> lebih padat, membutuhkan BBM lebih banyak.

## 6) Inlet Air Pressure Sensor

Memberi masukan ke ECU kondisi tekanan udara yang akan masuk ke mesin, udara bertekanan (pada tipe sepedamotor ini hulu saluran masuk ada diantara dua lampu depan) O<sub>2</sub> lebih padat, membutuhkan BBM lebih banyak. *Atmospheric Pressure Sensor* memberi masukan ke ECU kondisi tekanan udara lingkungan sekitar sepedamotor, pada dataran rendah (pantai) O<sub>2</sub> lebih padat, membutuhkan BBM lebih banyak.

# 7) Crankshaft Sensor

Memberi masukan ke ECU posisi dan kecepatan putaran mesin, putaran tinggi membutuhkan buka injektor yang lebih cepat.

### 8) Camshaft Sensor

Memberi masukan ke ECU posisi langkah mesin, hanya langkah hisap yang membutuhkan buka injektor.

#### 9) Throttle Sensor

Memberi masukan ke ECU posisi dan besarnya bukaan aliran udara, bukaan besar membutuhkan buka injektor yang lebih lama.

# 10) Fuel Injector / Injector

Gerbang akhir dari BBM yang bertekanan, fungsi utama menyemprotkan BBM ke dalam mesin, membuka dan menutup berdasarkan perintah dari ECU.

# 11) Speed Sensor

Memberi masukan ke ECU kondisi kecepatan sepedamotor, memainkan gas di lampu merah dibanding kecepatan 90km/jam, buka injektor berbeda.

#### 12) Vehicle-down Sensor

Memberi masukan ke ECU kondisi sepeda motor, jika motor terjatuh dengan kondisi mesin hidup maka ECU akan menghentikan kerja *fuel pump, ignition*, injektor, untuk keamanan dan keselamatan.

### b. Jenis Sistem EFI

Jenis sistem EFI pada sistem pemasukan bahan bakar ke dalam silinder mesin ada 3 jenis antara lain:

### 1) Sistem injeksi K-Jetronik

Pada sistem K-Jetronik, huruf "K" berarti kontinyu, bahwa konsumsi bahan bakar pada mesin ini disemprotkan secara terusmenerus atau kontinyu. Meteran jumlah udara, di dalam sebuah corong berbentuk kerucut, terdapat plat pendorong yangg dipasang pada tuas yang menggantung bebas. Berat plat itu dikompensasikan oleh sebuah beban kontra, sehingga ketidakrataan jalan tidak dapat mempengaruhinya. Makin banyak udara yang mengalir melalui kerucut, maka plat penekan makin melayang lebih tinggi. Jumlah udara tergantung dari kedudukan katup yang berada antara motor dan meteran udara. Hubungan antara langkah plat terhadap jumlah

udara ialah benar-benar *linier* (berbanding lurus). Injektor biasanya dipasang sedekat mungkin dengan katup-katup masuk, setelah distel pada tekanan lubang 330 kPa. Pengabut akan menyemprotkan bahan bakar tanpa henti dan dirancang sedemikian rupa, sehingga jumlah arus kecil pun tetap aktif mengabutkan bensin dengan baik.

### 2) Sistem injeksi L-Jetronik

Pada sistem L-Jetronik, penyemprotan dilakukan dengan sebagian udara, di bawah tekanan rendah sejumlah bahan bakar masuk ke dalam saluran dekat katup. Banyaknya bahan bakar ditentukan oleh lamanya membuka dari pengabut. Pengabut bekerja dengan tinggi angkat yang konstan, tekanan bensin pada saat pengabutan berlangsung pada tekanan konstan. Dalam L-EFI, *airflow* meter langsung mengukur jumlah udara yang masuk ke *intake manifold* dan bisa mengukur jumlah udara dengan akurat serta dapat mengontrol penginjeksian bahan bakar lebih tepat dibandingkan dengan sistem D-EFI.

### 3) Sistem D-EFI (*Manifold Control Type*)

D-EFI, mengukur tekanan dalam *intake manifold* dan menghitung jumlah udara yang masuk. Tetapi tekanan udara dan jumlah udara tidak dalam konversi yang tepat sehingga masih belum akurat dibandingkan dengan system L-EFI.

# c. Bagaimana EFI Bekerja:

Efi bekerja dengan beberapa prinsip utama, sistem electronic fuel injections dibagi menjadi tiga macam sistem utama:

### 1) Sistem Saluran Bahan Bakar

- a) Sistem saluran bahan bakar, terdiri dari tangki bahan bakar, pompa bahan bakar, pipa saluran bahan bakar, *pressure regulator*, dan pipa (selang) balik.
- b) Bahan bakar menuju ke injektor ditekan menggunakan pompa bahan bakar. Pompa bahan bakar diletakkan dekat dengan tangki bahan bakar, sedangkan kotoran-kotoran yang ada pada bahan bakar disaring dengan menggunakan filter yang sangat presisi, hal ini dimaksudkan agar tidak menyumbat injektor.
- c) Tekanan bahan bakar, diusahakan selalu konstan, untuk melakukan ini digunakan alat pressure regulator, jika tekanan berlebih akan berbalik menuju tangki lagi lewat selang balik.

Adapun fungsi masing-masing komponen pada sistem bahan bakar tersebut adalah sebagai berikut:

- (1) Fuel suction filter; menyaring kotoran agar tidak terisap pompa bahan bakar.
- (2) Fuel pump module; memompa dan mengalirkan bahan bakar dari tangki bahan bakar ke injektor. Penyaluran bahan bakarnya harus lebih banyak dibandingkan dengan kebutuhan mesin supaya

- tekanan dalam sistem bahan bakar bisa dipertahankan setiap waktu walaupun kondisi mesin berubah-ubah.
- (3) Fuel pressure regulator; mengatur tekanan bahan bakar di dalam sistem aliran bahan bakar agar tetap/konstan.
- (4) Fuel feed hose; selang untuk mengalirkan bahan bakar dari tangki menuju injektor. Selang dirancang harus tahan tekanan bahan bakar akibat dipompa dengan tekanan minimal sebesar tekanan yang dihasilkan oleh pompa.
- (5) Fuel Injector; menyemprotkan bahan bakar ke saluran masuk (intake manifold) sebelum, biasanya sebelum katup masuk, namun ada juga yang ke throttle body. Volume penyemprotan disesuaikan oleh waktu pembukaan nozel/injektor. Lama dan banyaknya penyemprotan diatur oleh ECM (Electronic/Engine Control Module) atau ECU (Electronic Control Unit). Terjadinya penyemprotan pada injektor adalah pada saat ECU memberikan tegangan listrik ke solenoid coil injektor. Dengan pemberian tegangan listrik tersebut solenoid coil akan menjadi magnet sehingga mampu menarik plunyer dan mengangkat needle valve (katup jarum) dari dudukannya, sehingga saluran bahan bakar yang sudah bertekanan akan memancar keluar dari injektor.

#### 2) Sistem Udara Masuk

- a) Sistem udara masuk terdiri dari saringan udara, pengukur aliran udara, katup throttle, chamber udara masuk, intake manifold runner, dan katup masuk.
- b) Ketika katup *throttle* dibuka, udara mengalir melalui saringan udara, udara masuk tergantung dari besarnya bukaan masuk *throtlle*, semakin besar bukaan, aliran udara semakin besar.
- c) Pada mesin tertentu mempunyai dua metode untuk menghitung volume udara masuk, yaitu L tipe EFI dimana tipe ini akan menghitung langsung volume udara masuk, kedua D EFI dimana penghitungannya menggunakan tekanan di *intake manifold*.

#### 3) Sistem kontrol elektronik

- a) Sistem kontrol elektronik terdiri dari beberapa sistem kontrol,
   yaitu ECU (*electronic control unit*), Injektor dan kelistrikan yang
   terkait.
- b) Fungsi dari ECU sendiri untuk menentukan berapa jumlah bahan bakar yang akan disemprotkan mengacu dari penghitungan sensor-sensor yang berada pada mesin.
- c) ECU menghidupkan setiap injektor bergantung pada pulsa yang dikirim dari sensor *crankshaft*.

#### d. Injektor

Injektor adalah peranti penyemprotan bahan bakar ke dalam ruang bakar pada mesin.<sup>36</sup> Di samping itu, injektor harus dapat mengabutkan bahan bakar sesuai dengan derajat pengabutan yang diminta, serta mendistribusikan bahan bakar untuk memperoleh pembakaran yang sempurna dalam waktu yang direncanakan. Tekanan udara di dalam silinder ketika bahan bakar disemprotkan sudah sangat tinggi (sekitar 35-50 atmosfer) sehingga tekanan penyemprotan bahan bakar juga harus tinggi.<sup>37</sup> Tekanan yang lebih tinggi diperlukan untuk memperoleh derajat pengkabutan yang sesuai dengan kecepatan bahan bakar keluar dari penyemprotan. Semakin besar kecepatan penyemprotan semakin tinggi derajat pengabutannya. Kecepatan penyemprotan yang diperlukan sekitar 40 cm/detik dengan tekanan penyemprotan 70 N/mm<sup>2</sup> – 100 N/mm<sup>2</sup>.<sup>38</sup>

Ada beberapa macam model injektor antara lain:

- 1) Model lubang tunggal
- 2) Model lubang banyak
- 3) Model pintle/pentil
- 4) Model throtle/katup/klep

<sup>38</sup> Ibid.,

<sup>&</sup>lt;sup>36</sup> *Ibid.,* hal. 135

<sup>&</sup>lt;sup>37</sup> Ibid.,

Dilihat dari cara kerjanya, injektor dibedakan menjadi 2 macam, yaitu injektor hidrolik dan injektor mekanik. Cara kerja pada injektor hidrolik yaitu, bahan bakar masuk ke saluran bahan bakar pada badan injektor, selanjutnya bahan bakar tersebut masuk ke ruang pengabut. Katup jarum pengabut terangkat oleh tekanan bahan bakar yang tinggi. Katup jarum tersebut ditahan oleh pegas. Jika tekanan bahan bakar melebihi kekuatan tekanan pegas, maka bahan bakar akan tersemprot keluar dalam bentuk kabut melalui lubang pengabut. Setelah tekanan bahan bakar berkurang, katup jarum tertekan pegas sehingga katup jarum menutup lubang pengabutan. Kelebihan bahan bakar akan mengalir melalui batang penekan masuk ke ruang pegas, dan keluar melalui saluran pembuangan limpahan. Baut pengukur tekanan berfungsi untuk mengatur besarnya tekanan jarum katup agar dapat menutup lubang pengabutan.

Pada injektor mekanik digunakan pada sistem akumulator. Bahan bakar dari akumulator yang bertekanan tinggi disalurkan ke injektor melalui saluran masuk kemudian melalui saluran dalam injektor dan di sekeliling katup jarum injektor. Jika rocker arm (lengan penumbuk) ditekan ke bawah, maka rocker arm akan menekan rocker lever sehingga katup jarum terangkat ke atas, akibatnya bahan bakar yang ada pada ruangan injektor tersemprot ke ruang bakar. Jika

rocker arm bergerak ke atas, katup jarum bergerak turun menutup lubang penyemprotan sehingga bahan bakar tidak disemprotkan lagi.



Gambar 2.2 Injektor

# e. Intake Manifold

Intake manifold atau saluran pemasukan adalah komponen yang berfungsi menyalurkan dan membagi campuran gas yang datang masuk ke dalam silinder-silinder. Intake manifold terbuat dari besi tuang atau aluminium. Intake manifold biasanya ditempatkan di atas saluran buang agar gas-gas yang masih panas dapat memberikan pemanasan pada campuram gas yang ada di dalam intake manifold. Intake manifold dipasang pada sisi kepala silinder dengan gasket.

# C. Metode Element Hingga

Metode element hingga adalah metode numerik untuk mendapatkan solusi persamaan diferensial, baik persamaan diferensial biasa maupun persamaan diferensial parsial. Persamaan diferensial sangatlah penting untuk para insiyur sebagai model permasalahan engineering untuk memahami dan menerapkan metode element hingga.

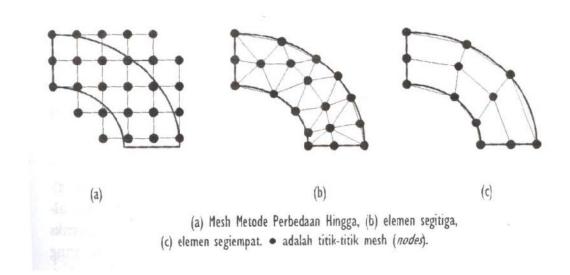
Metode element hingga pada awalnya dikembangkan untuk memecahkan problem pada benda padat tetapi kini metode element hingga sudah merambah ke semua problem engineering seperti mekanika fluida, perpindahan panas, getaran mekanis, dll

Proses inti metode element hingga adalah membagi problem yang kompleks menjadi bagian-bagian kecil atau element-element, dimana solusi yang lebih sederhana dapat dengan mudah diperoleh. Solusi dari setiap element jika digabungkan akan menjadi solusi problem secara keseluruhan.

# 1. Langkah Penerapan Metode Element Hingga

Prinsip metode element hingga adalah membagi domain permasalahan, menjadi sub domain atau element yang lebih kecil. Dengan menghitung solusi pada element-element dan selanjutnya menggabungkan keseluruhan solusi elemental, solusi total dari permasalahan dapat diperoleh.<sup>39</sup> Disamping metode element hingga, metode numerik lain yang umum digunakan adalah metode perbedaan hingga. Perbedaan utama dari kedua metode ini terletak pada solusi yang diperoleh dan juga bentuk dari domain. Metode perbedaaan hingga sulit digunakan pada domain dengan bentuk geometri yang kompleks. Hal ini dapat dilihat pada gambar yang berupa sebuah seperempat profil annulus.

<sup>&</sup>lt;sup>39</sup> Prabuono Buyung K, *Teori dan Aplikasi Metode Element Hingga* (Yogyakarta :Andi, 2012) hal.2



Gambar 2.3 Perbedaan element antara perbedaan hingga dengan element  $\mathsf{hingga}^{40}$ 

Pada gambar tersebut jelas terlihat bahwa dengan menggunakan metode perbedaan hingga. Titik *mesh* tidak dengan tepat berada pada batas *annulus*. Hal ini akan mengurangi akurasi hasil dari metode perbedaaan hingga. Hal ini tidak menjadi masalah jika Metode element hingga digunakan karena titik-titik *mesh* dapat diletakan pada batas domain. Dengan metode element hingga, solusi yang diperoleh adalah fungsi interpolasi setiap element, Setelah fungsi interpolasi setiap element dihitung, solusi secara keseluruhan dapat diperoleh. Fungsifungsi setiap element ditentukan oleh nilai pada titik-titik *mesh*.

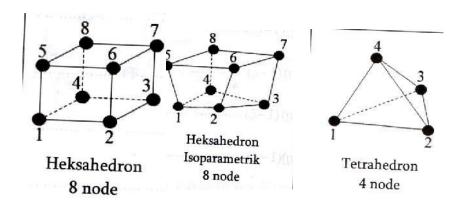
Pada prinsipnya penerapan metode element hingga terdiri dari langkah-langkah berikut:

<sup>&</sup>lt;sup>40</sup> *Ibid.,* hal. 3

#### a. Diskretisasi domain

Pada tahap ini dimana tahap untuk penentuan jenis element yang digunakan. Untuk problem 2 dimensi, element 2 dimensi yang umum digunakan adalah element *triangular* (tiga sisi) atau *quadrilateral* (empat sisi). Element-element ini biasa berupa element linear ataupun non-linear. Untuk problem 3 dimensi, element 3 dimensi yang umum digunakan adalah element *tetrahedral* (empat muka) dan *heksahedral* (enam muka).

Keunggulan metode elemen hingga dibandingkan metode perbedaan element-element yang digunakan dapat mempunyai perbedaan ukuran, element-element kecil dapat digunakan pada daerah dengan nilai gradiasi yang besar.



Gambar 2.4 Element Yang Digunakan Pada 3 Dimensi. 41

#### b. Penentuan bentuk fungsi aproksimasi

Pada tahap ini bentuk dari fungsi interpolasi ditentukan.

<sup>&</sup>lt;sup>41</sup> *Ibid.,* hal. 103

Fungsi yang umum digunakan adalah fungsi *polynomial*. Tingkat dari *polynomial* ini ditentukan oleh jumlah node pada setiap element dan syarat kontinuita yang diperlukan pada batas element. Untuk element segitiga dengan tiga titik nodal. Fungsi interpolasinya adalah fungsi linear atau *polynomial* tingkat 1. Dengan enam titik nodal, fungsi interpolasi yang digunakan adalah fungsi *polynomial* tingkat 2 atau kuadratik.

# c. Penghitungan properti element

Fungsi interpolasi yang telah ditentukan pada tahap 2 kemudian disubstitusikan kembali pada persamaan-persamaan diferensial dan diproses guna mendapatkan sistem persamaan linear atau sistem matriks yang merupakan properti element terkait.

# d. Pembentukan sistem persamaan linear

Matriks-matriks element yang terbentuk kemudian digabung menjadi matriks global. Ukuran matriks element adalah jumlah node perelement dikalikan dengan jumlah degree of freedom (dof) setiap node. Jadi untuk element segitiga dengan 3 node dan 1 (dof), ukuran dari matriks elementnya adalah 3x3. Seandainya setiap node mempunyai 2 dof maka ukuran matriks elementnya adalah 6x6.

#### e. Pemecahan sistem persamaan linear

Sistem global yang terbentuk pada tahap 4 dapat berupa sistem persamaan linear atau sistem persamaan *non-linear*. Jika sistem yang terbentuk berupa sistem persamaan linear teknik-teknik umum unuk

memecahkan sistem dapat digunakan.

#### f. Post process hasil

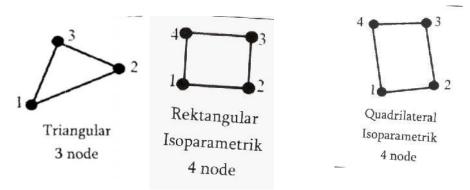
Setelah solusi diperoleh pada tahap-5, hasil dapat ditampilkan berupa grafik *contour* atau *plot*. Jika ada parameter lain yang bergantung pada hasil maka parameter ini dihitung setelah hasil diperoleh.

### 2. Contoh Aplikasi Metode Element Hingga

Berbagai macam permasalahan telah dianalisis menggunakan metode element hingga, aplikasi metode element hingga dapat digolongkan menurut tiga kategori, yaitu:

- a. Jenis permasalahan yang dikenal sebagai problem *equilibrium* atau problem *steady state*. Contoh-contoh *equilibrium* pada problem mekanika benda pejal adalah perhitungan tegangan (*stress*) dan regangan (*strain*). Pada problem perpindahanan panas konduksi, penghitungan distribusi suhu, pada problem mekanika fluida, tekanan, kecepatan dan suhu fluida dapat dihitung dengan metode elemen hingga.
- b. Jenis problem yang kedua adalah problem *eigenvalue*, dimana frekuensi natural dan mode dari getaran dari suatu struktur perlu dihitung. Bagi para *engineer* yang merancang struktur atau komponen dimana terdapat beban dinamik, frekuensi natural dan mode vibrasi merupakan parameter-parameter yang perlu di pertimbangkan pada tahap perancangan.
- c. Jenis problem yang ketiga adalah problem yang bergantung

dengan waktu atau transient problem. Untuk mengatahui progresi kenaikan atau penurunan suhu dalam waktu tertentu.



Gambar 2.5 Standar Element 2 Dimensi Yang Sering Dipakai. 42

# D. Computational Fluid Dynamic

Metode *Computational Fluid Dynamic* merupakan metode *third* approach dalam menentukan dinamika fluida yang terjadi. CFD menggunakan tiga buah perinsip fisika dasar yaitu mass conservation, newton's second law, dan energy conservation. Berdasarkan fungsinya perkembangan teknologi CFD dapat dibagi menjadi dua macam yaitu CFD sebagai research tool dan CFD sebagai design tool.

### 1. Pengertian CFD

Computational fluid dynamics (CFD) adalah salah satu cabang dari mekanika fluida yang menggunakan metode numerik dan algoritma untuk menyelesaikan dan menganalisa masalah yang terjadi pada aliran fluida. Dalam CFD penggunaan komputer sangat vital karena harus melakukan jutaan perhitungan untuk mensimulasikan

<sup>&</sup>lt;sup>42</sup> *Ibid.,* hal. 87

interaksi fluida dan gas yang digunakan pada bidang engineering. 43

Ketika kita menggunakan CFD dengan dukungan perangkat keras yang canggih sekalipun maka yang didapatkan hanya berupa pendekatan. Inilah salah satu aspek yang terus dibenahi dalam pengembangan metode CFD. Secara ringkas CFD adalah memprediksi secara kuantitatif apa yang akan terjadi ketika terjadi aliran fluida dan seringkali terjadi kombinasi dengan hal-hal berikut:

- a. Aliran perpindahan kalor
- b. Perubahan fase benda, seperti : peleburan, pembekuan, pendidihan
- c. Reaksi kimia, seperti : pembakaran,
- d. Pergerakan komponen mekanik, seperti : pergerakan piston, kipas
- e. Tegangan dan perpindahan yang terjadi di dalam struktur benda *solid* atau yang terjadi di sekitarnya.

Kegunaan CFD adalah untuk mengetahui bagaimana fluida mengalir dan memperkirakan apa yang akan terjadi pada benda yang mengalami kontak dengan fluida. CFD juga dapat digunakan untuk mensimulasikan keadaan aliran fluida secara spesifik pada sebuah benda seperti simulasi aliran fluida pada sebuah airfoil.

#### 2. Sistem Kerja CFD

CFD menggunakan komputer untuk menyelesaikan persamaan matematik sesuai bidang sains yang diinginkan. Komponen dari CFD

.

<sup>&</sup>lt;sup>43</sup> Firman Tuakia, *Dasar-Dasar penggunaan CFD Fluent*, (Bandung: Informatika, 2008), hal.2

#### adalah:

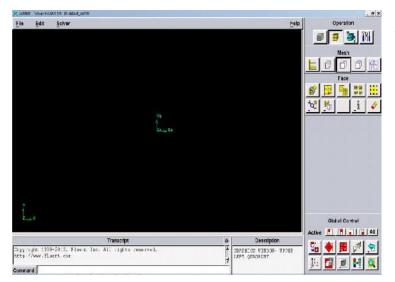
- a. Manusia sebagai pengguna untuk menganalisa masalah yang ada.
- b. Pengetahuan sains yang dijabarkan secara matematik.
- c. *Software* yang sudah terkandung algoritma untuk menyelesaikan permasalahan tentang aliran fluida.
- d. Perangkat keras komputer untuk melakukan perhitungan yang berdasarkan algoritma *software* yang digunakan, dan
- e. Manusia sebagai pengontrol dari proses yang dijalankan oleh 
  software dan memberikan tanggapan dari hasil perhitungan yang dilakukan.

#### 3. Gambit

Gambit merupakan singkatan dari *Geometry And Meshing Building Intelligent Toolkit*. Gambit diproduksi oleh Fluent.Inc yang merupakan salah satu produsen perangkat lunak analisis komputasi fluida dinamik yang menguasai 60% pangsa pasar dunia untuk perangkat lunak jenis CFD ini. *Software* gambit merupakan salah satu *preprocessor* yang didesain untuk membantu membuat model dan melakukan *meshing* pada suatu model untuk dianalisis CFD.<sup>44</sup>

.

<sup>44</sup> Firman Tuakia, op.cit., hal 9



Gambar 2.6 Graphis Tampilan Awal Gambit

Karena menggunakan *graphical user interface* (GUI) saat penerimaan input, Gambit memudahkan penggunanya dalam pembuatan model dan proses *meshing*. Gambit dapat membaca berbagai macam aplikasi pemodelan dan mengimpor dari berbagai format, seperti *IGES*, *ACIS*, *STEP Parasolid* dll, sehingga pemodelan yang akan dilakukan lebih fleksibel (dapat dilakukan pemodelan dengan menggunakan *software* lain).

Meshing merupakan sebuah istilah untuk proses pembagian obyek menjadi bagian-bagian kecil. Ukuran mesh yang terdapat pada suatu obyek akan mempengaruhi ketelitian analisis CFD yang akan dilakukan. Semakin kecil ukuran mesh pada suatu obyek, maka hasil yang didapatkan akan semakin teliti, tetapi membutuhkan daya komputasi dan waktu yang lebih lama dibandingkan dengan obyek yang memiliki ukuran mesh yang lebih besar. Oleh karena itu, besar ukuran mesh harus diatur sedemikaian rupa agar diperoleh hasil yang teliti dan diusahakan daya komputasi yang dibutuhkan tidak terlalu besar. Dalam

.

<sup>&</sup>lt;sup>45</sup> *Ibid.,* hal.61

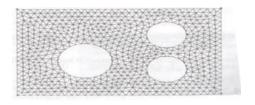
melakukan *meshing* ada dua metode yang dapat dilakukan, Dua metode tersebut adalah :

- a. *Metode Bottom-up*: *mesh* dibuat dari bentuk yang paling rendah, yaitu garis (*edge*), kemudian bidang (*face*), dan terakhir Volume.
- b. *Metode Top-down*: *mesh* dibuat langsung pada bentuk yang paling tinggi, yaitu bidang atau volume.

Pada metode *top-down* ukuran *mesh* pada obyek tersebut seragam, baik volume, bidang atau garis mempunyai ukuran *mesh* yang sama, sehingga tidak cocok digunakan untuk kasus yang mempunyai obyek dengan bentuk yang rumit dan memerlukan ukuran *mesh* yang berbeda-beda pada tiap bagian.<sup>46</sup>

#### a. Jenis-Jenis Meshing

1. Meshing dengan element tri type pave



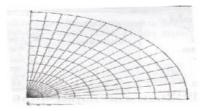
Gambar2.7 Meshing Dengan Element Tri Type Pave. 47

2. Meshing dengan element quad/tri type wedge primitive

\_

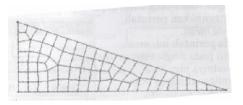
<sup>&</sup>lt;sup>46</sup> *Ibid.,* hal.62

<sup>&</sup>lt;sup>47</sup> *Ibid.,* hal.69



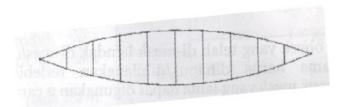
Gambar 2.8 Meshing Dengan Element Quad/Tri Type Wedge Primitive. 48

3. Meshing dengan element quad/tri type submap



Gambar 2.9 Meshing Dengan Element Quad/Tri Type Submap. 49

4. Meshing dengan element quad/tri type map



Gambar 2.10 Meshing Dengan Element Quad/Tri Type Map. 50

# 4. Fluent

Fluent adalah salah satu jenis program CFD yang menggunakan metode volume hingga. Fluent menyediakan fleksibilitas *mesh* yang lengkap, sehingga dapat menyelesaikan kasus aliran fluida dengan *mesh* (*grid*) yang tidak terstruktur sekalipun dengan cara yang relatif mudah. Fluent ditulis dalam bahasa C, sehingga memiliki struktur data yang efisien dan lebih fleksibel. Semua fungsi yang dibutuhkan untuk menghitung suatu solusi

<sup>49</sup> Firman Tuakia, *loc.it.* 

\_

<sup>&</sup>lt;sup>48</sup> Firman Tuakia, *loc.it.* 

<sup>&</sup>lt;sup>50</sup> *Ibid.,* hal.70

dan menampilkan hasilnya data diakses pada fluent melalui menu yang interaktif.<sup>51</sup>

#### a. Kelebihan Fluent

- 1) Fluent mudah digunakan
- 2) Model yang Fleksible (tersedia berbagai pilihan solver)
- 3) Visualisasi yang mudah untuk dimengerti.

#### b. Merencanakan Analisis CFD

Dalam melakukan penyelesaian suatu kasus dari sebuah pemodelan dengan menggunakan fluent, ada beberapa hal yang harus diperhatikan, yaitu:

# 1) Menentukan tujuan pemodelan

- a) Parameter yang diinginkan dari model CFD, seperti parameter untuk nilai *coeffisien drag* yang ingin dicapai, atau parameter untuk nilai suatu kecepatan yang ingin dicapai
- b) Derajat akurasi yang dinginkan dapat dicapai dengan mengecek kualitas mesh yang telah dilakukan, karena proses meshing menentukan tingkat keakuratan parameter yang ingin dicapai

# 2) Pemilihan model komputasional

 a) Pemodelan suatu komputasional dapat dilakukan dengan berbagai cara, seperti pemodelan hanya dengan model 2 dimensi saja atau dengan model 3 dimensi, atau juga

<sup>&</sup>lt;sup>51</sup> *Ibid.,* hal.133

- model 3 dimensi dengan menggunakan bidang simetri pada salah satu bidangnya yang mempunyai bentuk sama.
- b) Kondisi batas yang diinginkan, dalam penentuan kondisi batas yang diinginkan dapat disesuaikan dengan tujuan dari parameter yang ingin dicapai, seperti penentuan kondisi input dengan menggunakan *velocity input*, atau kondisi *input* dengan menggunakan *pressure input*.
- c) Element *mesh* yang paling cocok, penggunaan element mesh dilakukan sesuai dengan bentuk geometri dari pemodelan, jika bentuk pemodelan tidak kompleks dan cenderung berbentuk kubus maka element *mesh* yang cocok digunakan ialah element *mesh* dengan tipe segi empat, tetapi untuk bentuk geometri yang kompleks dengan bentuk-bentuk *annulus* maka element *mesh* yang cocok ialah element mesh dengan menggunakan element mesh tipe segitiga, karena element *mesh* ini dapat menjangkau bentuk-bentuk yang lebih kompleks

# 3) Pemilihan model fisik

- a) Pemilihan aliran pada kasus bisa berupa aliran *inviscid*, *laminar* atau *turbulen* sesuai dengan pemodelan kasus yang diinginkan.
- b) Penetuan aliran bisa berupa *steady* atau *unsteady*. Jika aliran tersebut konstan tidak dipengaruhi oleh waktu maka

aliran tersebut merupakan aliran *steady*, jika sebaliknya aliran tersebut dipengaruhi oleh waktu maka aliran tersebut merupakan *unsteady*.

c) Penentuan fluida yang digunakan ialah fluida *compresible* atau fluida *uncompressible*.

#### 4) Penentuan prosedur

- a) Pada beberapa kasus pemodelan komputasional, pemodelan dapat diselesaikan dengan menggunakan formula *solver* dan parameter solusi standar tanpa merubah nilai-nilai tertentu sesuai parameter yang diinginkan, tetapi untuk kasus yang lain formula *solver* dan parameter solusi bisa diubah sesuai dengan tujuan dari pemodelan.
- b) Perangkat komputer yang akan digunakan harus mampu untuk menghitung kasus yang diinginkan, karena jika perangkat komputer tidak mampu menghitung kasus tersebut, penyelesaian kasus tidak dapat dilakukan dan menyebabkan blank pada perangkat komputer, hal ini sesuai dengan spesifikasi yang telah ditentukan oleh software terkait, dalam hal ini, 1 MB memori/RAM komputer setara untuk analisis 100 elemen *mesh*.<sup>52</sup>

٠

<sup>&</sup>lt;sup>52</sup> *Ibid.,* hal.138

#### **BAB III**

#### **METODOLOGI PENELITIAN**

### A. Tujuan Penelitian

Penelitian ini bertujuan untuk simulasi aliran fluida dengan variasi penempatan injektor pada *intake manifold* motor 2 langkah menggunakan *Computational Fluids Dynamic (CFD)*.

Injektor akan ditempatkan pada intake manifold mesin 2 langkah 132 cc, dengan ingin mengetahui fenomena perilaku aliran campuran bahan bakar dan udara yang terjadi pada intake manifold, tekanan statis dan kecepatan aliran campuran bahan bakar dan udara saat melewati intake manifold. Penempatan injektor yang akan diamati yaitu tegak lurus, dan miring dengan membentuk sudut yang melebar terhadap intake manifold.

#### B. Tempat dan Waktu Penelitian

Karena penelitian ini dilakukan dengan menggunakan perangkat keras berupa komputer dan bantuan *software* CFD, penelitian dilaksanakan pada lab perancangan jurusan teknik mesin dan waktu penelitian ini dimulai pada bulan September tahun 2013 sampai bulan Juni tahun 2014.

#### C. Uraian Prosedur Penelitian

Untuk melakukan penelitian ini, penulis mencoba menguraikan langkah-langkah penelitian yang akan dilakukan.

#### 1. Penentuan kondisi

Penentuan kondisi aliran pada *intake manifold* dilakukan sebagai dasar untuk melakukan simulasi aliran pada *software* CFD.

Pengolahan dan pengambilan data dimulai pada saat kondisi mesin dalam keadaan steady Injektor. Kondisi tekanan pada *intake manifold* di asumsikan dalam keadaan vacum antara -100 kpa – 0 kpa. Selain itu posisi injektor ditempatkan pada kondisi tegak lurus dan miring dengan membentuk sudut yang melebar terhadap *intake manifold*, sudut yang dibentuk yaitu 60°, 90°, dan 120°. Injektor menyemprotkan bahan bakar dengan tekanan 324 kpa.

 Pembuatan geometri injektor dan *intake manifold* dengan menggunakan CAD

Setelah menentukan kondisi, maka hal yang harus dilakukan ialah membuat geometri injektor dan *intake manifold* dengan bantuan CAD. Mesin yang menjadi acuan ialah sepeda motor dengan kapasitas 132 cc.

#### 3. Variasi injektor pada *intake manifold*

Setelah membuat geometri *injektor* dan *intek manifold*, maka dilakukan desain posisi injektor dengan variasi sudut yang telah ditentukan yang berjumlah 3 buah posisi injektor sebagai perbandingan. Hal ini dilakukan untuk mengetahui perbandingan bentuk dan dimensi posisi injektor yang maksimal.

4. Analisis hasil komputasi dengan beberapa variasi yang telah dibuat

Setelah menentukan dan mendesain injektor dan *intake manifold* maka dapat dilakukan analisa dan simulasi aliran fluida dengan menggunakan metode komputasi berbantuan *software* CFD.

# 5. Analisis hasil komputasi

Setelah dilakukan percobaan dengan menggunakan metode komputasi maka hasil dari percobaan tersebut dapat dianalisis. Jika belum mendapatkan data yang maksimal. Maka perbaikan dilakukan dengan melakukan variasi dan modifikasi tertentu terhadap bentukbentuk dari geometri.

# 6. Alat bantu yang digunakan

Alat bantu yang digunakan dalam penelitian ini ialah berupa perangkat keras dan perangkat lunak, adapun perangkat keras dan lunak yang dipakai ialah :

- a) Perangkat komputer dengan spesifikasi
  - Ram 4 GB
  - VGA Ati Radeon 2 GB
  - Hardisk 500 GB
  - Windows 7
- b) Injektor dengan diameter lubang keluaran 0.1 mm terdiri dari 4 lubang.
- c) Intake manifold motor 132 cc.
- d) Software Solidwork 2010
- e) Software Gambit V 2.2.30
- f) Software Fluent V 6.2.16

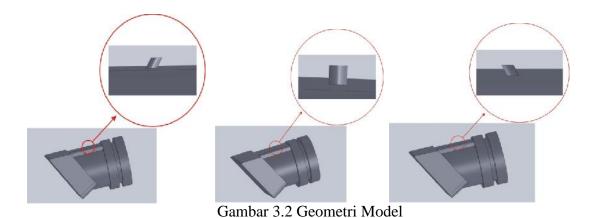
# D. Flow Chart Penelitia **Start** Pembuatan Sketsa • Geometri sepeda motor • Variasi posisi injektor Import .Iges Geometry Model **GAMBIT** <u>CAD</u> • Geometri • Solidworks Modif 3D Model Error Meshing Boundary Mesh **MESHING** • Grid Meshing • Definisi Boundary Import .mesh **FLUENT** tidak • Analisis Flow Ya **Analisis hasil** Selesai

Gambar 3.1 Flow chart

#### 1. Pemodelan Geometri

Pemodelan geometri dari injektor dan *intake manifold* pada penelitiam ini dengan bantuan komputasi menggunakan *software solidwork*. Pemodelan yang dilakukan dengan data referensi dari sketsa yang telah dibuat adapun parameter yang menjadi dasar pembuatan model sebagai berikut:

- a. Dimensi yang digunakan dalam pemodelan mengacu pada bentuk *intake manifold* dan penempatan posisi sesuai dengan sketsa yang telah di buat.
- b. Profil injektor, mengikuti profil yang telah disketsakan.
- c. Variasi injektor pada intake manifold berjumlah 3 buah geometri
- d. Variasi posisi injektor pada *intake manifold* difokuskan dengan sudut yang tegak lurus dan miring dengan membentuk sudut yang melebar, yaitu sudut  $60^{\circ}$ ,  $90^{\circ}$ , dan  $120^{\circ}$ .



#### 2. Penyederhanaan Model dan Kesimetrisan Model

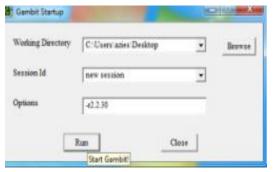
Model yang telah dibuat kemudian dilakukan penyederhanaan, yaitu dengan menghilangkan bagian yang punya pengaruh kecil, tetapi tetap mempertahankan bagian utama dari model geometri. Lalu geometri model

yang telah dibuat di potong menjadi dua sesuai dengan titik tengah dari geometri. Hal ini dilakukan karena bentuk bagian kanan dan kiri dari geometri mempunyai bentuk yang sama sehingga hal ini dilakukan untuk mempermudah dalam melihat *countour* dari hasil pengujian.

#### 3. Gambit

Untuk pembuatan *mesh* model pada gambit, input geometri model dapat dilakukan dengan dua cara, yaitu membuat profil geometri di gambit dan *import file* dari model yang sudah dibuat dari *software* lain. Pada geometri ini, pembuatan model dilakukan dengan menggunakan bantuan software solidworks. Model tersebut di *save* ke bentuk *file* yang dapat dibaca di gambit ialah *file IGES .iges*. dan *file ACIS.sat*.

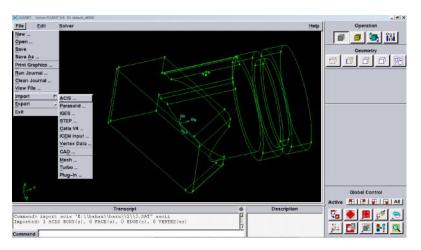
Setelah membuat geometri pada *solidworks* peroses berikutnya yaitu import *file* geometri kedalam gambit. Langkah pertama yang dilakukan yaitu jalankan gambit dengan mengklik 2 kali pada dekstop *software* gambit kemudian *run*.



Gambar 3.3 Memulai Gambit

Setelah muncul tolbar gambit pilih icon file klik 1 kali pilih *import* kemudian pilih *acis*. Karena geometri *file* yang dibuat dalam bentuk *file acis.sat*. selanjutnya klik *acis browser* pilih *file* model.sat kemudian *accept* 

sperti yang ditunjukkan pada gambar. Setelah geometri dapat dibuka pada gembit selanjutnya akan membuat meshing geometri pada gambit.



Gambar 3.4 Tampilan Geometri Pada Gembit

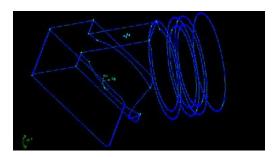
# 4. Meshing Geometri

Meshing atau pembagian obyek menjadi bagian-bagian kecil pada gambit merupakan proses sebelum melakukan analisa pada fluent. Ukuran mesh yang terdapat pada suatu obyek akan mempengaruhi ketelitian analisis CFD yang akan dilakukan. Semakin kecil ukuran mesh pada suatu obyek, maka hasil yang didapat akan semakin teliti, tetapi membutuhkan daya komputasi dan waktu yang lebih lama dibandingkan dengan obyek yang memiliki ukuran mesh lebih besar. Oleh karena itu, besar ukuran mesh harus diatur sedemikian rupa agar diperoleh hasil yang teliti dan diusahakan daya komputasi yang dibutuhkan tidak terlalu besar.

Konsep pembuatan *mesh* pada gambit ada dua macam yaitu metode *bottom-up* dan metode *top-down*. Konsep yang digunakan dalam pembuatan *meshing* geometri ini adalah metode *bottom-up* dimulai dari pembuatan *mesh* garis, *mesh* bidang dan *mesh* volume.

#### a. Mesh Garis

Distribusi *mesh* pada garis dikontrol melalui parameter *spacing* dan *grading* yang terdapat pada menu *mesh edges*. Pada *mesh* garis geometri besar *spacing* yang digunakan ada dua yaitu pada lubang injektor menggunakan 0.25 *spacing* dan pada *intake manifold* menggunakan 1 *spacing*. Untuk *grading* menggunakan angka *default* yang otomatis nilai *ratio* disesuaikan dengan model geometrinya. Warna biru menandakan geometri sudah di *mesh* garis.

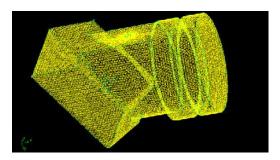


Gambar 3.5 Mesh Garis

### b. Mesh Bidang

Pada pembuatan *mesh* bidang ada beberapa elemen pemodelan *mesh* bidang yang dapat digunakan sesuai dengan kebutuhan geometrinya. Elemen tersebut diantaranya elemen persegi panjang (*quad*), segitiga (*tri*), dan kombinasi elemen persegi panjang dan segitiga (*quad/tri*). Pemodelan *mesh* bidang yang digunakan yaitu elemen mesh segitiga (*tri*) dengan tipe *pave*. Sama seperti pada *mesh* garis nilai *spacing* sangat berpengaruh pada pemodelan *mesh*. Nilai *spacing* yang digunakan yaitu sesuai *default* secara otomatis mengisi

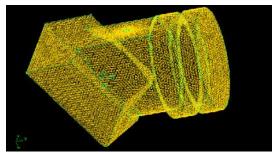
yaitu 1 *spacing*. Warna kuning muda menunjukkan geometri sudah di *mesh* bidang.



Gambar 3.6 Mesh Bidang

#### c. Mesh Volume

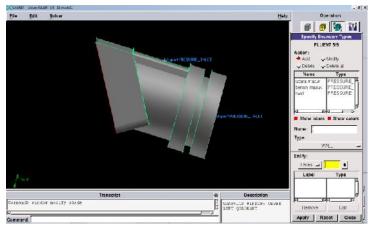
Mesh volume memiliki beberapa jenis elemen mesh volume elemen heksahedral (hex), elemen mesh heksagonal (hex/wedge) dan tetrahedral/hybrid. Mesh volume yang digunakan yaitu elemen mesh tetrahedral/hybrid tipe tgrid, tipe ini tanpa harus dipisah menjadi beberapa volume tertentu. Kualitas mesh tetrahedral sangat tergantung pada kualitas mesh segitiga pada bidang yang membentuk volume. Seperti pada mesh garis dan mesh bidang, nilai spacing sangat mempengaruhi hasil dari mesh volume. Nilai spacing yang digunakan pada mesh volume yaitu sesuai nilai default yaitu 1 spacing. Warna hasil dari mesh volume adalah kuning tua.



Gambar 3.7 Mesh Volume

Pada *software* gambit dapat melakukan pengecekan kualitas *mesh* sesuai yang di inginkan dengan melakukan *smooth mesh*. Proses tersebut berupa penyederhanaan ukuran *meshing* terutama pada bagian geometri yang berupa sambungan *part*, ujung-ujung batas geometri dan bagian yang memiliki perbandingan permukaan yang lebih kecil. Hal ini perlu dilakukan untuk meningkatkan tercapainya hasil *konvergensi* pada saat iterasi di Fluent

Penentuan kondisi-kondisi batas dari *meshing* dapat dilakukan bila semua *mesh* (*meshing face* dan *meshing volume*) sudah dikerjakan. Penentuan kondisi batas ini meliputi penentuan lokasi *input* dan *output fluida* serta penentuan parameter dari sebuah *boundary*. Pada *software* gambit, pendefinisian kondisi batas hanya terbatas pada lokasi dan jenis kondisi batas. Sedangkan pemberian nilai parameter dilakukan di *software Fluent*. Setelah melakukan kondisi batas maka *file* tersebut dapat di *ekspor*t ke tipe *file .mesh*.



Gambar 3.8 Kondisi Batas

# 5. Simulasi fluent

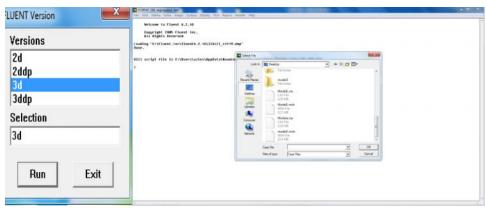
Pada tahap CFD *Fluent*, proses simulasi permasalahan, mendefinisikan karakteristik fluida, menentukan nilai parameter kondisi batas, nilai konvergensi dan iterasi. Input data dan karakteristik fluida yang dipilih akan disimulasikan dan diproses dengan menggunakan fungsi-fungsi persamaan yang sudah ada pada *software* CFD *Fluent*. Adapun keakuratan dari proses iterasi CFD *Fluent* dipengaruhi oleh kondisi kualitas mesh yang telah dibuat di gambit.

Tabel 3.1 Langkah Simulasi CFD Fluent

No.	Proses Pengerjaan	CFD Fluent
1	Jalankan <i>Fluent</i>	Pilih solver 3d – run
2	Import mesh	File – ride – case
3	Check Grid	Check
		scale
		Smooth / swap grid
4	Pemilihan Solver	Define - Model - Solver
5	Pemilihan model viscous	Define - Model - Viscous
6	Mengaktifkan persamaan	Define - Model - Energy
	energy	
7	Pemilihan material	Define - Materials
8	Pemilihan kondisi operasi	Define - Operating Conditions
9	Input data kondisi batas	Define - Boundary Conditions
10	Kontrol solusi konvergensi	Solve - Controls - Solutions
11	Pemilihan tebakan awal	Solve - Initialize - Initialize - Input
	Solusi	form
12	Tingkat solusi konvergensi	Solve - Monitors - Residual
13	Iterasi	Solve - Iterate
14	Menyimpan file	File – write – case & data
15	Menampilkan hasil	Kontur, vector, pathline dan particle track

#### a. Menjalankan Fluent

Setelah membuat *meshing* pada gembit dan disimpan dalam format *file.msh.* selanjutnya memulai proses simulasi dengan menggunakan program fluent. Jalankan program fluent dengan memilih solver 3D karena geometri yang digunakan dalam bentuk 3D. Setelah masuk fluent, buka *file* dengan format *.msh* dengan cara klik file, kemudian *read*, pilih *case*, cari nama *file* yang sudah disimpan sebelumnya dalam program gembit.

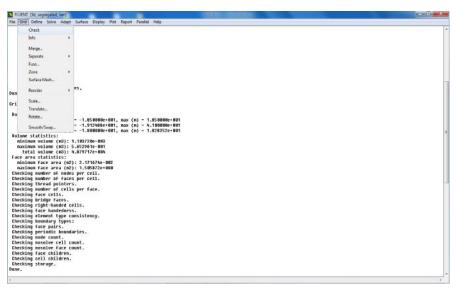


Gambar 3.9 Menjalankan Fluent

#### b. Menu Grid

Setelah *file* berhasil dibuka pada fluent dilakukan pengecekan *file* terlebih dahulu. Pengecekan *file* ini bertujuan untuk mengecek *mesh* yang telah dibuat pada gambit apakan ada kesalahan atau tidak, terkadang ketika proses *meshing* di gambit berhasil ketika melakukan pengecekan pada fluent terjadi kesalahan (*error*). Hal ini mengakibatkan proses pada fluent tidak dapat dilanjutkan ketahap selanjutnya. Ketikan pada proses pengecekan mengalami kesalahan maka perlu dilakukan ulang kembali pembuatan *mesh* pada gambit sampai tidak terjadi

kesalahan (*error*) pada proses pengecekan fluent. Proses pengecekan dilakukan melalui menu *grid* dengan klik *grid* kemudian *check*.



Gambar 3.10 Check Grid

Selanjutnya, sekalakan model dimana prosesnya melalui menu *grid*. Perintah yang dilakukan yaitu klik *grid* kemudian *scale*. Pada gambit geometri dibuat dalam skala mm, maka sekalakan ukurannya ke ukuran mm. Pada *unit conversion* bagian *grid was created* m, isikan dengan mm. Kemudian klik *scale*, dan *close*.



Gambar 3.11 Scale Grid

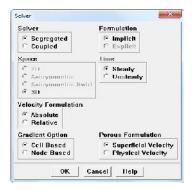
Selanjutnya memperhalus pada bagian *grid* apabila masih kasar. Perintah yang dilakukan yaitu klik *grid* pilih *smooth/swap*. Klik *smooth*, kemudian klik *swap* lagi bergantian sampai number *swap* bernilai 0. Kemudain klik close.



Gambar 3.12 Smooth/Swap Grid

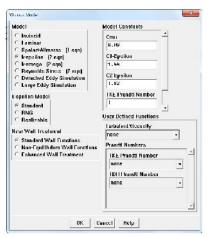
#### c. Menentukan Pemodelan Pada Define

Pemodelan pada *define* terbagi dari beberapa bagian diantanya penentuan model, material, *operating conditions*, dan *boundery conditions*. Penentuan model yang paling pertama yaitu memilih *formulasi solver. Formulasi solver* yang digunakan adalah jenis *segregated* dengan menggunakan parameter *default* dari fluent. . Untuk menjalankan menu ini, klik *define models solver ok*.



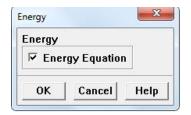
Gambar 3.13 Solver

Selanjutnya yaitu menentukan model viskos yang digunakan. Aliran yang terjadi dalam kasus ini yaitu turbulen. Maka, model yang dipakai disini adalah viskos *k-omega* sebagai model viskosnya. Untuk menjalankan menu ini, klik *define models viscous k-omega ok.* Bagian lainnya diisikan sesuai dengan nilai *default* fluent sehingga tidak perlu diubah.



Gambar 3.14 Viscos Model

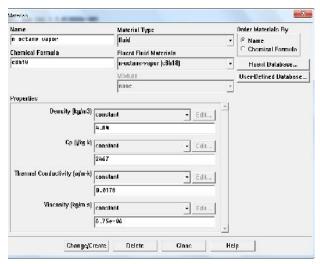
Selanjutnya mengaktifkan persamaan energi. Untuk menjalankan menu ini, klik define models energy energy equation ok.



Gambar 3.15 Energy Model

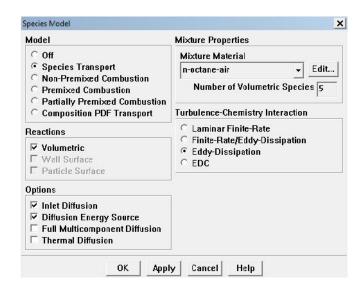
Langkah yang penting dalam pemodelan adalah sifat fisik material. Sifat material didefinisikan di panel material dengan perintah define material. Sifat material yang digunakan diambil dari fluent database materials yaitu n-octane-vipor. Kita akan memakai nilai

default dari fluent, sehingga pada bagian properties nilai density dan viscosity tidak perlu diubah.



Gambar 3.16 Material

Untuk memodelkan pencampuran *fluent* dilakukan dengan langkah memilih *species* model yang diinginkan. *species* model pemodelan yang dilakukan yaitu *species* model *species transport* apply ok. Pada *mixture* material menggunakan n-octane-air.

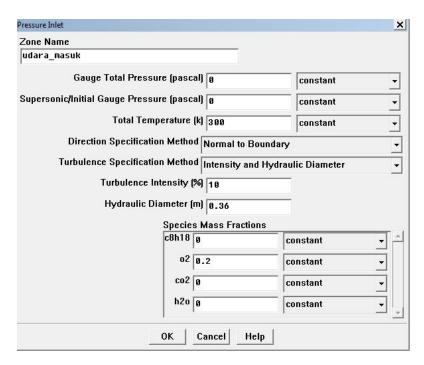


Gambar 3.17 Species Model

Penentuan kondisi batas melibatkan beberapa hal diantaranya yang pertama mengidentifikasikan lokasi kodisi batas, misalnya sisi masuk, sisi keluar, dinding, dan lain sebagainya. Kedua yaitu memasukkan informasi/data pada batas yang telah ditentukan. Kodisi batas yang digunakan pada saat masuk adalah *pressure inlet* dan keluarnya adalah *pressure outlet*.

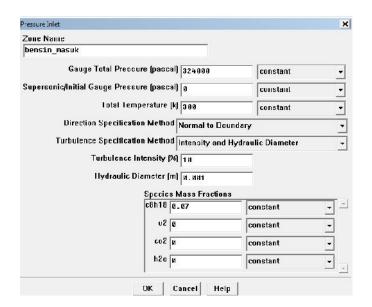
Pada kondisi masuk udara yang masuk diasumsikan dalam keadan vakum dengan tekanan sebesar -100 kPa - 0 kPa. Bahan bakar yang masuk mendapatkan tekanan sebesar 324 kPa. Penentuan kodisi batas dilakukan dengan memilih menu *define boundary conditions*.

Pada kodisi udara masuk *pressure inlet* menggunakan tekanan gauge total 0 kPa, dan parameter lainnya menggunakan nilai *default* dari fluent. *Direction specification method* menggunakan *normal to boundary*. Sedangkan *turbulence specification method* menggunakan *intensity and hydraulic diameter*, dengan *turbulence intensity* 10% dan *hidraulic* diameter 36 mm. Untuk udara masuk species mass fractions O<sub>2</sub> sebesar 0.2.



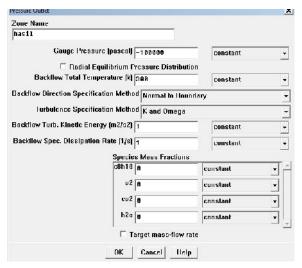
Gambar 3.18 Kondisi Udara Masuk

Pada kodisi bensin masuk *pessure inlet* menggunakan tekanan gauge total 324 kPa dan parameter lainnya menggunakan nilai *default* dari *fluent*. Karna satuan tekan pada fluent menggunakan pascal maka tekanan *gauge* total menjadi 324000 pascal. *Direction specification method* menggunakan *normal to boundary*. Sedangkan *turbulence specification method* menggunakan *intensity and hydraulic diameter*, dengan *turbulence intensity* 10% dan *hidraulic* diameter 36 mm. Untuk bahan bakar *species mass fractions* C<sub>8</sub>H<sub>18</sub> sebesar 0.07.



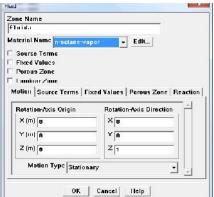
Gambar 3.19 Kondisi Bensin Masuk

Pada kondisi hasil *pressure outlet* menggunakan tekanan gauge total -100 kPa dan parameter lainnya menggunakan nilai *default* dari fluent. Karna satuan tekan pada fluent menggunakan pascal maka tekanan gauge total menjadi -100000 pascal. *Direction specification method* menggunakan *normal to boundary*. Sedangkan *turbulence specification method* menggunakan *K and omega*.



Gambar 3.20 Kondisi Hasil

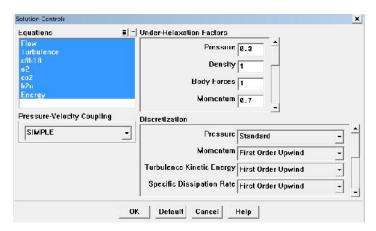
Pada kodisi fluida ganti material yang digunakan menjadi noctane-vepor dan parameter lainnya menggunakan nilai *default* dari fluent.



Gambar 3.21 Fluida

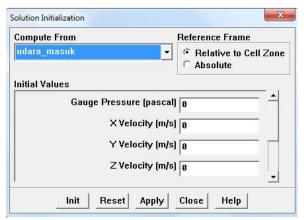
# d. Penentuan Pemodelan Pada Solve

Penentuan pemodelan pada *solve* yang pertama yaitu parameter kontrol solusi. Parameter kontrol solusi (*solution control*) dapat diakses melalui perintah *solve controls solution*. Pada *solution control*, terdapat 2 parameter yang harus ditentukan, yaitu faktor *under-relaxation* dan diskritisasi (*discretization*). Parameter kontrol solusi yang digunakan adalah nilai *default* yang ada pada fluent.



Gambar 3.22 Solution Control

Proses iterasi memerlukan inisialisasi (tebakan awal) sebelum memulai perhitungan. Proses inisialisasi dapat diakses dengan perintah solve initialize initialize. Pada panel inisialisasi hanya menentukan tebakan awal tersebut dihitung dari kondisi batas yang mana (compute from). Setelah itu klik tombol init kemudian close. Pada proses inisialisasi compute from yang digunakan pada kondisi udara masuk.



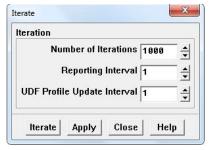
Gambar 3.23 Solution Initialization

Sebelum melakukan perhitungan menentukan kriteria konvergensi kasus yang akan dihitung. Perintah yang dilakukan yaitu solve monitors residual dan beri tanda ceklis pada print dan plot. Selain itu jalankan perintah solve monitors statistik dan beri tanda ceklis pada print dan plot.



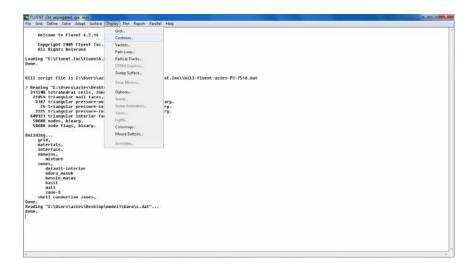
Gambar 3.24 Residual dan Statistik

Selanjutnya memulai iteration denga perintah *solve iteration*. Pada number of *iterations* masukkan angka 1000. Kemudian klik *iterate* untuk memulai proses iterasi. Proses iterasi akan berhenti bila sudah konvergen.



Gambar 3.25 Iteration

Setelah iterasi mancapai konvergen hasil dari iterasi dapat ditampilkan dalam bentuk *contour*, *vector*, dan *pathline*. Untuk menampilkan bentuk *contour* dapat dilakukan dengan cara klik *display contour*. Untuk menampilkan bentuk *vector* dapat dilakukan dengan cara klik *display vector*. Sedangkan untuk menampilkan bentuk *pathline* dapat dilakukan dengan cara klik *display pathline*.



Gambar 3.26 Menampilkan Hasil

#### **BAB IV**

# HASIL DAN PEMBAHASAN

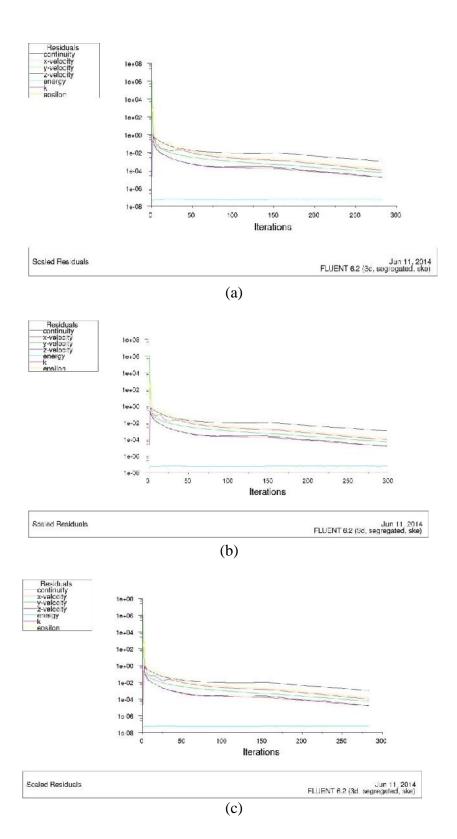
# A. Hasil Simulasi

Hasil simulasi yang akan dipaparkan teridiri dari 3 pemodelan, yaitu:

- 1. Model 1, dimana dikondisikan posisi injektor membentuk sudut 60<sup>0</sup> terhadap *intake manifold*.
- 2. Model 2, dimana dikondisikan posisi injektor membentuk sudut 90<sup>0</sup> tegak lurus terhadap *intake manifold*.
- 3. Model 3, dimana dikondisikan posisi injektor membentuk sudut 120<sup>0</sup> terhadap *intake manifold*.

Hasil simulasi dengan *fluent* dapat diamati setelah data iterasi mencapai kondisi konvergen. Iterasi merupakan perhitungan terhadap persamaan yang dilakukan oleh *software* CFD untuk menggambarkan kondisi yang ditentukan. Kondisi konvergen ialah ketika tidak terdapat lagi perubahan terhadap hasil penyelesaian. Biasanya kondisi konvergen terjadi ketika setiap perhitungan telah mencapai kriteria konvergen yaitu 0.001.

Dari ke-3 pemodelan yang telah dibuat hasil simulasi mencapai keadaan konvergen setelah 250-300 iterasi, iterasi diperlihatkan dalam gerafik residual. Untuk melihat proses dari iterasi yang terjadi sampai konvergen dengan cara klik Plot Residual Plot.



Gambar. 4.1 Grafik hasil iterasi, (a) Model-1, (b) Model-2, (c) Model-3

Analisis akan dilakukan melalui pengamatan visual hasil perhitungan yang dilakukan oleh fluent melalui potongan gambar 2D dari simulasi. Potongan yang digunakan yaitu potongan melintang, agar dapat mempermudah untuk mengamati pencampuran fluida didalam *intake manifold*.

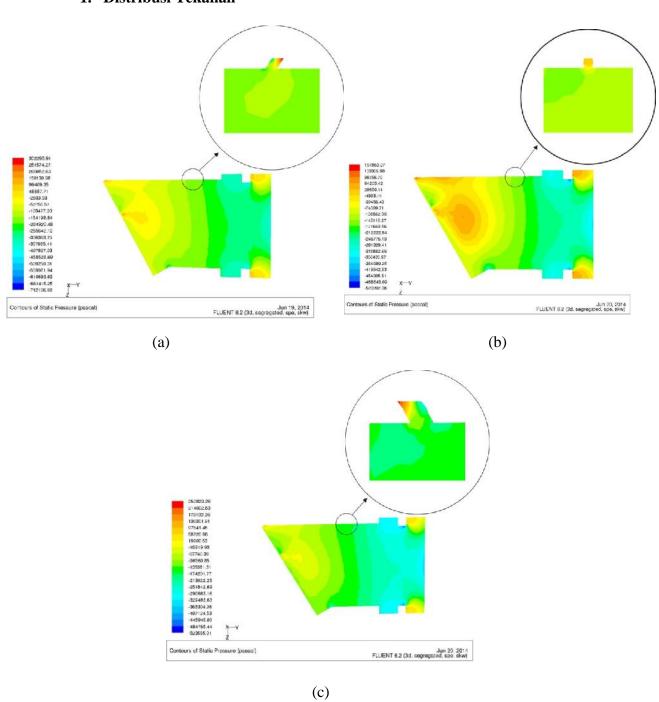
Banyak hal yang mempengaruhi bentuk pencampuran bahan bakar dengan udara di dalam *intake manifold*, diantaranya adalah distribusi tekanan, kecepatan aliran, dan arah aliran yang terjadi didalam *intake manifold*. Untuk melihat fenomena pencampuran yang terjadi dalam simulasi dengan dikondisikan posisi injektor yang diamati, penulis berfokus pada daerah sekitar lubang penginjeksian bahan bakar terkait untuk melihat awal pencampuran yang terjadi. Dari hasil perhitungan menggunakan simulasi fluent didapatkan nilai kecepatan minimal dan maksimal pencampuran yang terjadi pada *intake manifold*. Selain itu dari hasil perhitungan menggunakan simulasi fluent juga didapatkan nilai tekanan statis minimal dan maksimal pencampuran yang terjadi pada *intek manifold*.

Tabel 4.1 Hasil Simulasi Tekanan Statis dan Kecepatan

Model	Tekanan Statis (Pascal)	Kecepatan (m/s)
Model 1	-610.693,63 s/d 302.295,91	63,13 s/d 1173,57
Model 2	-212.222,84 s/d 98.756,70	55,65 s/d 945,26
Model 3	-329.483,63 s/d 252.823,28	53,06 s/d 946,09

# B. Pembahasan Hasil Simulasi

# 1. Distribusi Tekanan



Gambar.4.2 Kontur Tekanan Statis. (a) Model-1, (b) Model-2, dan (c) Model-3.

Distribusi tekanan yang memperlihatkan peroses pencampuran terdapat pada potongan melintang pada gambar 4.2. kontur tekanan statis. Hal ini disebabkan pada posisi potongan tersebut lebih jelas untuk diamati fenomena pencampuran antara bahan bakar dan udara. Distribusi tekanan yang diamati yaitu tekanan statis. Pada potongan diatas dapat dilihat bahwa dari 3 pemodelan yang dibuat memiliki variasi perbedaan tekanan statis yang berbeda. Terlihat dari indikator warna pada potongan melintang bidang pada gambar 4.2.

Pada model-1 hasil simulasi fenomena yang terjadi pada daerah sekitar lubang penginjeksian bahan bakar, terlihat bahwa tekanan ketika awal memasuki lubang mengalami penurunan tekanan dan berangsur cenderung tidak mengalami perubahan tekanan yang berarti. Tekanan tinggi terlihat dengan indikator warna merah pada ujung lubang masuk bahan bakar. Tekanan mulai mengalami penurunan sesat pada daerah sekitar lubang penginjeksian bahan bakar ditandai dengan indikator berwarna hijau, dan mengalami kenaikan kembali mendekati nilai tertinggi dengan indikator berwarna kuning. Nilai tekanan statis yang terjadi diarea sekitar lubang penginjeksian bahan bakar yaitu -610.693,63 pascal s/d 302.295,91 pascal.

Pada model 2 hasil simulasi fenomena yang terjadi pada daerah sekitar lubang penginjeksian bahan bakar, terlihat bahwa tekanan ketika awal memasuki lubang mengalami penurunan tekanan dan berangsur cenderung mengalami perubahan tekanan secara berkala. Pada lubang inlet penginjeksian bahan bakar tekanan tinggi mendekati maksimal masuk

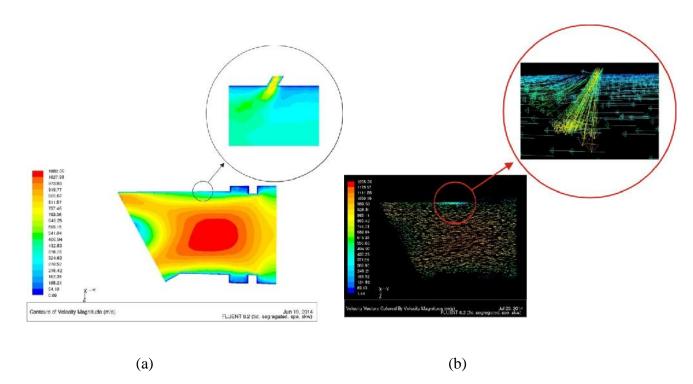
ditandai dengan indikator berwarna merah muda. Kemudian berangsur mengalami penurunan tekanan yang disebabkan terjadinya percepatan aliran yang diakibatkan penyempitan luasan aliran, hal ini sesuai dengan hukum kontinuitas aliran fluida. Penurunan tekanan yang terjadi ditunjukkan dengan indikator berwarna hijau muda. Nilai tekanan statis yang terjadi diarea sekitar lubang penginjeksian bahan bakar yaitu -212.222,84 pascal s/d 98.756,70 pascal.

Pada model 3 hasil simulasi fenomena yang terjadi pada daerah sekitar lubang penginjeksian bahan bakar, terlihat bahwa tekanan ketika awal memasuki lubang mengalami penurunan tekanan dan berangsur cenderung mengalami perubahan tekanan secara berkala. Tekanan tinggi terlihat dengan indikator warna merah pada ujung lubang masuk bahan bakar. Tekanan mulai mengalami penurunan sesat pada daerah sekitar lubang penginjeksian bahan bakar ditandai dengan indikator berwarna hijau. Nilai tekanan statis yang terjadi diarea sekitar lubang penginjeksian bahan bakar yaitu -329.483,63 pascal s/d 252.823,28 pascal.

Adanya perubahan tekanan yang terjadi disebabkan pada daerah dekat dinding terjadinya tumbukan, hal ini disebabkan terjadinya stagnasi aliran yang besar akibat tumbukan aliran tersebut. Sesuai dengan prinsip bernoulli yang menyatakan bahwa dimana kecepatan aliran fluida rendah, maka tekanan fluida tersebut menjadi rendah. Demikian juga sebaliknya, semakin bertambahnya kecepatan fluida masuk, maka nilai tekanan akan naik.

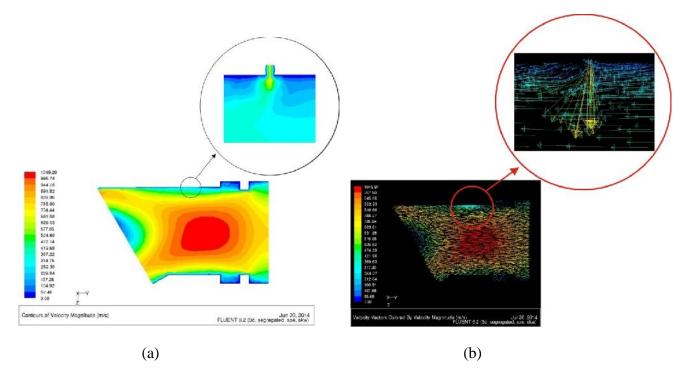
# 2. Distribusi Kecepatan Aliran dan Arah Aliran

Vektor kecepatan diamati untuk dapat menjelaskan arah aliran pencampuran bahan bakar dan udara yang terjadi didalam *intake manifold*. Karena adanya tekanan vakum pada ruang bakar maka terjadi aliran bahan bakar dan udara yang bercampur melalui *intake manifold* menuju ruang bakar. Udara masuk dari sisi kanan dan bahan bakar diinjeksikan melaliu lubang injektor, dapat terlihat pada gambar vektor kecepatan. Warna di dalam bidang aliran menunjukkan kecepatan aliran fluida yang terjadi.



Gambar.4.3. Model-1. (a) Kontur Kecepatan, dan (b) Vektor Kecepatan

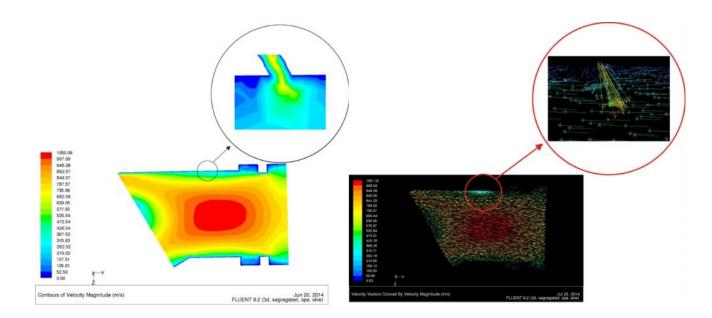
Pada gambar model-1 hasil simulasi kontur kecepatan terlihat bahwa fenomena yang terjadi pada daerah sekitar lubang penginjeksian bahan bakar adanya perubahan kecepatan. Perubahan yang terjadi dinyatakan dengan adanya perbedaan indikator warna didaerah sekitar lubang penginjeksian bahan bakar. Kecepatan rendah ditandai dengan indikator warna biru terlihat diarea sekitar dinding-dinding lubang penginjeksian bahan bakar dan *intake manifold*. Distribusi kecepatan sesaat diarea lubang penginjeksian bahan bakar hampir mendekati kecepatan maksimal ditandai dengan terlihatnya indikator berwarna kuning. Nilai kecepatan yang terjadi diarea lubang penginjeksian bahan bakar yaitu 63,13 m/s s/d 1173,57 m/s.



Gambar.4.4. Model-2. (a) Kontur Kecepatan, dan (b) Vektor Kecepatan

Pada model-2 kontur kecepatan terlihat fenomena yang terjadi pada daerah sekitar lubang penginjeksian bahan bakar adanya perubahan kecepatan. Masih terlihat indikator berwarna biru yang menyatakn distribusi kecepatan terendah, terjadi di area sekitar dinding-dinding baik pada lubang penginjeksian dan *intake manifold*. Pada daerah lubang inlet kecepatan mengalami peningkatan mendekati kecepatan maksimal. Sesaat diarea lubang penginjeksian bahan bakar distribusi kecepatan hampir mendekati nilai

tertinggi dan mengalami penurunan kecepatan ketika memasuki *intake manifold*. Distribusi kecepatan tertinggi yang ditunjukkan dengan indikator berwarna merah terlihat pada *intake manifold*. Nilai kecepatan yang terjadi diarea lubang penginjeksian bahan bakar yaitu 55,65 m/s s/d 945,26 m/s.

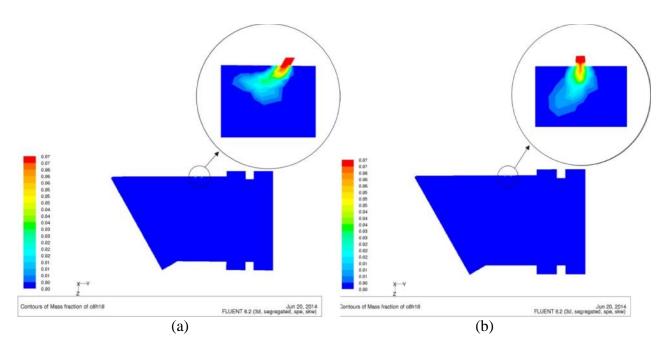


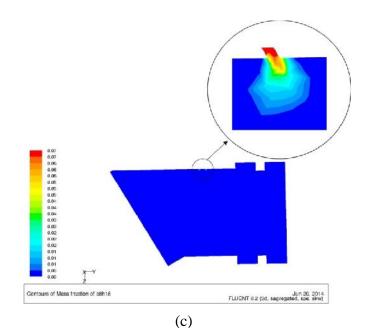
(a) (b) Gambar.4.5. Model-3. (a) Kontur Kecepatan, dan (b) Vektor Kecepatan

Pada model 3 kontur kecepatan terlihat fenomena yang terjadi pada daerah sekitar lubang penginjeksian bahan bakar adanya perubahan kecepatan. Masih terlihat indikator berwarna biru yang menyatakn distribusi kecepatan terendah, terjadi di area sekitar dinding-dinding baik pada lubang penginjeksian dan *intake manifold*. Sesaat terjadi distribusi kecepatan mendekati nilai tertinggi terlihat indikator berwarna kuning dan berangsur mengalami penurunan ditandai dengan indikator berwarna biru. Nilai kecepatan yang terjadi diarea lubang penginjeksian bahan bakar yaitu 53,06 m/s s/d 946,09 m/s.

#### 3. Distribusi Fraksi Massa

Untuk melihat terjadinya proses pencampuran dapat diamati yang terjadi pada hasil fraksi massa. Fraksi massa ini berdasarkan asumsi bahwa volume yang masuk kedalam intake manifold merupakan rasio perbandingan jumlah komposisi  $C_8H_{18}$  dan  $O_2$ . Besar fraksi massa bahan bakar sebelum terjadinya proses pencampuran adalah 0.07, sedangkan fraksi massa untuk udara adalah 0.2. Analisa pencampuran dapat dilakukan terhadap  $C_8H_{18}$  maupun  $O_2$  karena akan menghasilkan hasil yang similar. Analisi akan dilakukan pada kondisi fraksi massa  $C_8H_{18}$ , maka warna merah pada gambar memperlihatkan kondisi dimana seluruh volume terdiri dari  $C_8H_{18}$  dan warna biru tua memperlihatkan tidak ada  $C_8H_{18}$  dalam volume tersebut atau  $O_2$  yang ada.





Gambar.4.6. Fraksi Massa. (a) Model-1,(b) Model-2 dan (c) Model-3

Pada gambar 4.6 dapat dilihat awal terjadinya pencampuran yang terjadi pada saat bahan bakar diinjeksikan menuju *intake manifold* melalui lubang penginjeksian bahan bakar. Bentuk pancaran yang keluar dari lubang terlihat membentuk variasi. Variasi terjadi akibat proses difusi dimana bahan bakar bertekanan tinggi yang diinjeksikan ketika memasuki area intake manifold mengalami tumbukan dengan udara yang mengakibatkan terjadinya pencampuran bahan bakar.

Pada pemodelan gambar 4.6 terlihat model-1 dapat dikatakan memiliki posisi injektor yang lebih optimal dari posisi injektor model-2 dan model-3. Terlihat pancaran yang terbentuk pada model-1 lebih baik dari model-2 dan model-3. Pembentukan pola pancaran ini berada pada bagian tengah/pusat penampang yang makin lama makin mengecil/meruncing. Pergerakan ini disebabkan oleh gradien konsentrasi bahan bakar dimana konsentrasi bahan bakar lebih tinggi dan berjalan menuju konsentrasi yang

lebih rendah. Sebagaimana teori pembakaran semakin panjang pancaran menunjukkan penetrasi bahan bakar terhadap udara semakin tinggi dan energi kinetik molekulnya juga semakin besar.

# 4. Path Lines (a) (b) (c)

Gambar.4.7. Path lines. (a) Model-1, (b) Model-2, dan (c) Model-3.

Untuk menganalisa rekam jejak aliran fluida pada setiap pemodelan maka dapat dilihat pada *path line*. Path line berfungsi untuk melihat lintasan aliran fluida yang terjadi. Pada gambar 4.7 *path line* terlihat lintasan aliran yang terjadi pada setiap model. Pada area dinding terjadi stagnasi yang membentuk olakan, hal ini terjadi karena adanya tumbukan antara *particle* fluida dengan dinding.

Seperti yang telah dibahas sebelumnya terjadinya awal proses pencampuran pada setiap model diasumsikan pada area sekitar lubang penginjeksian bahan bakar. Pada setiap model terlihat ketika bahan bakar diinjeksikan *particle* bahan bakar yang masuk bertumbukan dengan udara sehingga terjadinya proses pencampuran secara difusi. Difusi akan terus terjadi hingga seluruh *particle* tersebar luas secara merata atau mencapai keadaan kesetimbangan dimana perpindahan molekul tetap terjadi walaupun tidak ada perbedaan konsentrasi.

#### **BAB V**

# KESIMPULAN DAN SARAN

Berdasarkan penelitian penentuan posisi injektor terhadap intake manifold motor 2 langkah dengan simulasi menggunakan CFD yang telah dilakukan maka didapat saran dan kesimpulannya sebagai berikut:

# A. Kesimpulan

Dari simulasi yang telah dilakukan maka didapat kesimpulan, sebagai berikut:

- 1. Berdasarkan analisis kontur tekanan, kontur kecepatan, fraksi massa, dan *path line*, menunjukkan bahwa model-1 mempunyai posisi injektor lebih optimal dari pada model-2 dan model-3. Pada model-1 terbentuk tekanan statis dan kecepatan yang lebih optimal dari model lainnya, selain itu pancaran yang terjadi terlihat makin lama makin mengecil/meruncing ini menunjukkan terjadinya penetrasi bahan bakar terhadap udara pada model-1 lebih optimal.
- Pada model-1 diarea sekitar lubang penginjeksian bahan bakar dihasilkan nilai tekanan statis sebesar -212.222,84 pascal s/d 98.756,70 pascal.
   Sedangkan nilai kecepatan yang didapat sebesar 63,13 m/s s/d 1173,57 m/s.
- Pada model-2 diarea sekitar lubang penginjeksian bahan bakar dihasilkan nilai tekanan statis sebesar -610.693,63 pascal s/d 302.295,91 pascaal.
   Sedangkan nilai kecepatan yang didapat sebesar 55,65 m/s s/d 945,26 m/s.

4. Pada model-3 diarea sekitar lubang penginjeksian bahan bakar dihasilkan nilai tekanan statis sebesar -329.483,63 pascal s/d 252.823,28 pascal. Sedangkan nilai kecepatan yang didapat sebesar 53,06 m/s s/d 946,09 m/s.

# B. Saran

Setelah melakukan penelitian posisi injektor pada *intake manifold* maka untuk kebaikan penelitian selanjutnya yang berhubungan dengan simulasi aliran fluida, maka peneliti memberikan saran sebaga berikut:

- 1. Sebaiknya untuk penelitian selanjutnya percobaan dilakukan tidak hanya melalui metode *Computational* saja tetapi sebagai acuannya maka penelitian juga dilakukan dengan menggunakan metode eksperimen.
- Sebaiknya pemodelan yang dilakukan dicoba pada bentuk sudut posisi injektor yang lain.
- Sebaiknya parameter yang diteliti ditambahkan bisa dilihat dari seberapa besar homogenisasi yang terjadi, perpindahan panas, reaksi kimia, dan mekanika fluida secara terperinci terhadap aliran yang terjadi.

#### **DAFTAR PUSTAKA**

- A.Cengel, Yunus. Fluid Mechanics. New York: Mc Graw Hill, 2006.
- Arends BPM, Berenschot H. Motor Bensin. Jakarta: Erlangga,1980.
- Boentarto. Teknik Dasar-Dasar Otomotif. Solo: CV. Aneka, 2006.
- Buyung K, Prabuono. *Teori dan Aplikasi Metode Element Hingga*. Yogyakarta : Andi. 2012.
- Daryanto. Prinsip Dasar Mesin Otomotif. Bandung: Alfabeta, 2011.
- Finnemore, E John and Franzini, Joseph B. .*Fluid Mechanics With Engineering Applications*. Newyork: McGrawHill, 2002.
- Hidayat Wahyu. Motor Bensin Modern. Jakarta: Rineka Cipta, 2012.
- Nugroho Amien. *Ensiklopedi Otomotif*. Jakarta: Gramedia Pustaka Utama, 2005.
- Sugiarto, Bambang. Sistem Injeksi Bahan Bakar Sepeda Motor Satu Silinder Empat Langkah. Jurnal Makara Teknologi No.3. 2004.
- Streeter, Victor L. Mekanika Fluida: Edisi Delapan Jilid 1. Jakarta: Erlangga, 1993.
- Tuakia, Firman. *Dasar-Dasar CFD Menggunakan Fluent*. Bandung: Informatika Bandung. 2008.
- Kartika, Irawan Sony. *Perancangan dan Analisa Geometri Bodi Kendaraan Surya Lomba Berbasis Airfoil NACA 66 Berbantuan Computational Fluid Dynamics*. Tesis Program Pasca Sarjana Bidang Ilmu Teknik Universitas Indonesia. 2005.
- White M Frank. Mekanika Fluida. Jakarta: Erlangga, 1986.