ANALISA HAMBATAN KAPAL IKAN TRADISIONAL CATAMARAN DI PERAIRAN CILACAP KARENA PERUBAHAN BENTUK LAMBUNG DENGAN PENDEKATAN LATTICE BOLTZMANN METHOD (LBM)

Ulil Amriardi¹, Samuel¹, Muhammad Iqbal¹

Jurusan S1 Teknik Perkapalan, Fakultas Teknik, Universitas Diponegoro,
Email: amriardi.ulil@gmail.com

Abstrak

Hambatan kapal catamaran lebih kompleks dibandingkan dengan hambatan kapal monohull, sehingga menarik perhatian dikalangan peneliti. Bentuk lambung yang berada dibawah garis air akan mempengaruhi karakteristik aliran fluida di sekitar kapal, sehingga menyebabkan hambatan kapal bertambah atau berkurang. Dalam pembuatan kapal ikan tradisional *catamaran* perlu diperhitungan bentuk lambung kapal yang dapat mengurangi hambatan kapal. Tujuan penelitian ini difokuskan untuk mencari bentuk lambung kapal dengan nilai hambatan terendah dibandingkan dengan model original setelah mengalami variasi perubahan bentuk lambung kapal dengan metode Lackenby transformation. Penelitian ini dilakukan dengan cara menganalisa dan menghitung hambatan total kapal dengan program CFD (Computational Fluid Dynamic) basic Lattice Boltzmann Method (LBM). LBM adalah sebuah metode yang digunakan untuk teknik simulasi fluida yang kompleks dan merupakan pengembangan dari persamaan Navier-Stokes. Didapatkan 8 model bentuk lambung yang baru dari bentuk lambung asli dengan korespondensi satu-satu parameter variasi sudut dan panjang entrance CSA. Berdasarkan hasil analisa dan perhitungan menggunakan CFD, dari 8 variasi bentuk lambung menunjukkan terdapatnya pengurangan hambatan total sebesar 4.12% lebih kecil dari model original yaitu pada model D. Penelitian ini menunjukkan hasil bahwa adanya perubahan bentuk lambung kapal dapat mengurangi hambatan total kapal.

Kata Kunci: Hambatan kapal, bentuk lambung, Catamaran, Lattice Boltzmann Method (LBM)

1. PENDAHULUAN

Kabupaten Cilacap merupakan salah satu kabupaten yang memiliki potensi untuk produksi kapal ikan tradisional dan menjadi wilayah yang sangat potensial untuk berkembangnya sektor sumberdaya laut khususnya perikanan.

Permasalahan yang berkembang saat ini adalah akibat perubahan bentuk lambung kapal ikan tradisional berlambung tunggal (monohull) menjadi lambung ganda (catamaran) yang menggabungkan dua lambung monohull dengan tetap mempertahankan sarat (T) kapal monohull untuk memperoleh kapal dengan displacement 2 kali lebih besar, area geladak (deck area) yang lebih luas, serta tingkat stabilitas yang lebih nyaman dan aman pada saat kegiatan perikanan yang tidak bisa dipenuhi oleh kapal dengan desain lambung tunggal (monohull). Akan tetapi desain kapal tradisional monohull tidak bisa diubah dengan mudah karena

didesain atau dibuat turun temurun berdasarkan pengalaman pengrajin kapal. Untuk mempermudah pengrajin, kapal dibuat dengan langsung menggabungkan dua lambung monohull membentuk kapal catamaran yang menyebabkan meningkatnya hambatan kapal (Samuel, et al. 2015).

Sehingga dalam penelitian ini dilakukan analisa dan perhitungan untuk memperoleh bentuk model lambung dengan nilai hambatan terendah dari beberapa variasi bentuk lambung.

Dalam penyusunan penelitian ini permasalahan akan dibatasi sebagai berikut :

- 1. Perhitungan hambatan total akibat dari fluida air dan tidak ada perhitungan pengaruh hambatan udara dan angin.
- 2. Tidak melakukan pengujian towing tank.
- 3. Diasumsikan kapal pada kondisi even kell.
- 4. Diasumsikan aliran fluida incompressible dengan sifat steady-state.
- 5. Pengkajian bentuk lambung yang dianalisis dengan melakukan modifikasi bentuk pada

bagian *entrance* CSA (*Curve Section Area*) dari kapal.

Berdasarkan latar belakang dan pembatasan masalah diatas, maka tujuan penelitian ini adalah:

- a. Mendapatkan nilai hambatan pada lambung *catamaran* setelah mengalami variasi bentuk lambung hasil modifikasi bagian *entrance* CSA (*Curve Section Area*)
- b. Mendapatkan bentuk lambung kapal yang memiliki nilai hambatan paling kecil.

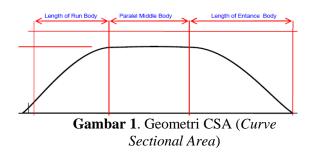
2. TINJAUAN PUSTAKA

2.1. Gambaran Kapal Catamaran

Kapal catamaran merupakan termasuk jenis tipe kapal multi-hull yang memiliki dua lambung (demihulls) yang dihubungkan oleh suatu konstruksi sehingga menjadi kesatuan sebagai satu kapal. Kedua demihulls ini tersusun dengan rangkaian bridging. Struktur bridging ini merupakan sebuah keuntungan catamaran karena menambah tinggi timbul (Freeboard). lambung Sehingga kemungkinan terjadi deck wetness dapat dikurangi.

2.2. Curve Sectional Area (CSA)

Curve of Sectional Area (CSA) adalah kurva yang menunjukan luasan kapal pada tiap—tiap station. Berdasarkan persentase luasan yang didapat dari diagram dikalikan dengan luasan midship, maka akan didapatkan luasan kapal pada tiap stationnya. Kajian (Kim, et al. 2010) menghasilkan sembilan variabel desain untuk menghasilkan bentuk lambung baru kapal dengan menggunakan metode modifikasi yang mengkombinasikan CSA.



2.3. Lattice Boltzmann Method (LBM)

Metode *Lattice Boltzmann* yang berawal dari sebuah persamaan Boltzman, dinamakan sesuai dengan penemunya ilmuwan asal Austria, Ludwig Boltzmann. Penggunaan LBM dalam simulasi fluida telah terbukti berhasil dilaksanaan sebelumnya. Bastien Chopard dan Alexandre Maselot menggunakan *Cellular Automata* (CA) dan LBM dalam simulasi pergerakan dan erosi partikel salju oleh angin (Chopard, 1999).

Dalam persamaan *LBM*, proses simulasi terdiri dari dua tahap yang diulang pada setiap interval waktu yaitu aliran (*streaming*) dan tabrakan (*collision*). Langkah *streaming* yaitu suatu partikel bergerak ke nodal (partikel) terdekat yang searah kecepatannya. Setelah terjadinya aliran kemudian terjadilah langkah *collision* yaitu partikel sampai/saling bertabrakan dengan partikel lain sehingga mengubah kecepatan mereka dalam arah yang beraturan.

Menurut (Mele, 2013) dalam simulasi *CFD*, persamaan *Lattice Boltzmann* populer dikenal dengan model kinetic dan menggantikan persamaan *Navier-Stokes*. Dengan melengkapi persamaan diskritasinya dengan menambahkan langkah waktu Δt dan jarak tiap langkah Δx_k , persamaannya dinyatakan pada persamaan 1:

$$f_{k}(\mathbf{x}_{k} + \mathbf{e}_{k} \Delta t, t + \Delta t) = f_{k}(\mathbf{x}_{k}, t) - \frac{\Delta t}{\tau}(\mathbf{fk} - \mathbf{f}_{k}^{eq})$$
(1)

dimana, f_k adalah fungsi distribusi kecepatan partikel sepanjang arah k, f_k^{eq} adalah fungsi distribusi kesetimbangan, x_k vektor posisi parikel, Δt adalah perubahan waktu, τ adalah waktu yang dibutuh partikel bergerak untuk saling tabrakan.

3. METODOLOGI PENELITIAN

3.1 Metodologi Penelitian

Data PrimerBerikut data utama ukuran kapal :

Tabel 1. Data Ukuran Utama Kapal

Data Ukuran Utama	Kapal
LOA	10,00 m
Breadth (B) Demihull	1,10 m
Depth (H)	0,80 m
Draft (T)	0,50 m
Speed (Vs)	9 Knots
Coefficient Block (Cb)	0,52

b. Data Sekunder

Data sekunder diperoleh dari literature (jurnal, buku, dan data yang didapat pada penelitian sebelumnya).

3.2 Parameter Penelitian

Penelitian ini difokuskan pada efek yang ditimbulkan oleh perubahan bentuk lambung catamaran dengan parameter modifikasi bagian entrance CSA (*Curve Sectional of Area*) kapal. Penelitian ini disimulasikan untuk memperoleh nilai hambatan yang optimum atau terkecil dari 8 model variasi lambung dengan 5 variasi kecepatan.

Parameter tetap

Dimensi properties dari lambung kapal antara lain:

- 1. Length of Waterline (LWL)
 (m)

 2. Draft
 (T)
 (m)

 3. Breadth
 (B)
 (m)

 4. Depth
 (H)
 (m)

 5. Displacement
 (Disp)
 (ton)
- > Parameter peubah
- 1. Sudut dititik bawah dan titik atas bagian *entrance* pada CSA
- 2. Panjang bagian entrance pada CSA
- 3. Kecepatan Kapal (Fr 0.17- 0.66)

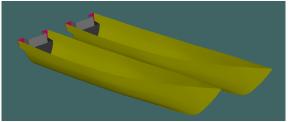
3.3 Metode Penelitian

Nelayan Cilacap memodifikasi kapal monohull menjadi kapal catamaran dengan langsung menggabungkan dua kapal monohull. Hasil dari modifikasi ini ialah meningkatnya kapasitas muatan hampir dua kali lipat, namun hal ini menyebabkan naiknya hambatan kapal menjadi hampir empat kali lipat (Samuel, et al. 2015). Pada penelitian ini difokuskan untuk mencari bentuk lambung kapal dengan nilai hambatan terkecil dengan variasi parameter sudut dan panjang entrance CSA. Dimensi ukuran utama kapal diperoleh dari pengukuran lapangan dan sudah dimodifikasi menjadi kapal catamaran dengan rasio S/L 0.2. Skala model yang digunakan pada proses simulasi CFD adalah 1:10. Adapun perbandingan ukuran utama skala penuh dan model terdapat pada tabel 2. Gambar dan model 3D kapal catamaran terdapat pada Gambar 2.

Tabel 2. Perbandingan ukuran utama kapal *Catamaran* S/L 0,2

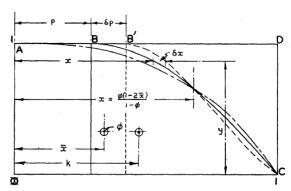
Dimensi	Skala Penuh	Model Kapal
Lwl	8,90 m	0,89 m
B demihull	1,101 m	0,1101 m
BOA	2,881 m	0,2881 m
T	0,5 m	0,05 m
Cb	0,52	0,52
WSA	24,703 m^2	0,24703 m^2
Volume	5,091 m^3	0,00509 m^3
Displasmen	5,218 Ton	0,005218 Ton





Gambar 2. Gambar dan Model 3D kapal *catamaran*

Dengan bantuan perangkat lunak *AutoCAD* 2012 dan *Maxsurf Pro* 11.1.1.2., dibuat *lines plan* kapal dan model 3D kapal untuk memperoleh *Curve Section Area* (CSA) yang akan di variasi dengan salah satu *case* yang terdapat pada artikel (Lackenby, 1950) untuk memperoleh 8 variasi model baru.



Gambar 3. Variasi Sudut dan Panjang *entrance CSA*

Model original dan 8 variasi model bentuk lambung baru disimulasikan dengan *software CFD* dengan variasi kecepatan antara Fr 0,17 - 0,66, yang terdapat pada Tabel 3.

Tabel 3. Kecepatan kapal

Fr	V Skala Penuh		V Model	
FF	knot	m.s^-1	knot	m.s^-1
0,17	3,00	1,5432	0,95	0,4881
0,28	5,00	2,5720	1,58	0,8135
0,39	7,00	3,6008	2,21	1,1388
0,50	9,00	4,6296	2,85	1,4641
0,66	12,00	6,1728	3,80	1,9519

Perhitungan hambatan total kapal dilakukan dengan mensimulasi kapal dengan software CFD, yaitu CFD berbasis persamaan Lattice Bolztmann (X Flow CFD 2014 for 64 bit). Hasil simulasi dengan CFDdivalidasi mengetahui tingkat error perhitungan. Pada penelitian ini validasi hasil uji model menggunakan perhitungan kombinasi rumus empiris dengan Slender Body, perbandingan countour hasil simulasi dengan menggunakan software CFDberbasis persamaan Navier-Stokes (Tdvn 12.2.3. for 64 bit). Perhitungan empiris yang digunakan didasarkan pada formula yang terkandung pada formula Jamaludin(Jamaluddin, et al. 2012) yang merupakan modifikasi dari formula Molland (Molland, et al. 1996). Metode ini digunakan untuk menghitung hambatan viskos dari catamaran dan interferensi gelombang. Formula yang digunakan untuk menghitung komponen hambatan Catamaran terdapat pada persamaan 2-10, dimana C_T adalah koefisien hambatan total, C_F adalah koefisien hambatan gesek yang diperoleh dari rumus ITTC-57, Cw adalah hambatan gelombang, (1+k) adalah faktor bentuk untuk monohull dan $(1+\beta k)$ faktor catamaran. adalah bentuk untuk Komponen hambatan kapal catamaran dinyatakan dengan persamaan 2

$$C_{TCAT} = (1 + \beta k)C_F + \tau C_W \tag{2}$$

Formula empiris untuk menghitung (1+k) yang merupakan adopsi dari form factor yang diajukan(Holtrop & Mennen 1982) dan $(1+\beta k)$ yang merupakan Molland's form factor (Molland, et al. 1996) ditunjukan pada persamaan 3-4 dan formula empiris untuk menghitung (τ) ditunjukkan pada persamaan 5-10 yang merupakan persamaan yang diberikan oleh (Jamaluddin, et al. 2012)

$$1 + k_I = c_{13} \{ 0.93 + c_{12} (B/L_R)^{0.92497}$$

$$(0.95 - C_P)^{-0.521448} (1 - C_P + 0.0225 \ lcb)^{0.6906} \} (3)$$

$$(1+\beta k) = 3.03 (L/V^{l/3})^{-0.40} + 0.016$$
$$(S/L)^{-0.65}$$
(4)

$$\begin{split} \tau &= 0.068 \text{ (S/L)}^{-1.38} \text{ , (pada Fr} = 0.19) & (5) \\ \tau &= 0.359 \text{ (S/L)}^{-0.87} \text{ , (pada Fr} = 0.28) & (6) \\ \tau &= 0.574 \text{ (S/L)}^{-0.33} \text{ , (pada Fr} = 0.37) & (7) \\ \tau &= 0.790 \text{ (S/L)}^{-0.14} \text{ , (pada Fr} = 0.47) & (8) \\ \tau &= 0.504 \text{ (S/L)}^{-0.31} \text{ , (pada Fr} = 0.56) & (9) \\ \tau &= 0.501 \text{ (S/L)}^{-0.18} \text{ , (pada Fr} = 0.65) & (10) \end{split}$$

$$\tau = 0.359 \text{ (S/L)}^{-0.87}, \text{ (pada Fr} = 0.28)$$
 (6)

$$\tau = 0.574 \text{ (S/L)}^{-0.33}$$
, (pada Fr = 0.37)

$$\tau = 0.790 \text{ (S/L)}^{-0.14}, \text{ (pada Fr} = 0.47)$$
 (8)

$$\tau = 0.504 \text{ (S/L)}^{-0.31}$$
, (pada Fr = 0.56) (9)

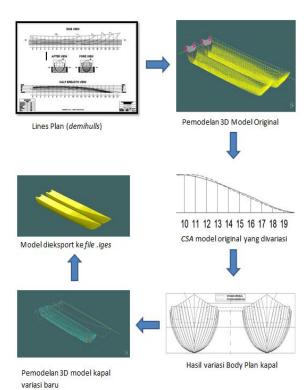
$$\tau = 0.501 \text{ (S/L)}^{-0.18}, \text{ (pada Fr} = 0.65)$$
 (10)

PERHITUNGAN DAN PERENCANAAN

4.1. Pengolahan Data

Pemodelan dianalisa nilai hambatannya dengan menggunakan metode CFD, dimana hasil perhitungan divalidasikan dengan hasil perhitungan dari metode kombinasi formula empiris dan Slender Body.

Dari data ukuran utama pada Tabel 2 dilakukan pemodelan dibantu dengan perangkat lunak AutoCAD 2012 dan Maxsurf Pro 11.1.1.2. Hasil pemodelan dieksport dalam bentuk file .iges terlebih dahulu kemudian dibuka di software CFD untuk dilakukan analisa.



Gambar 4. Proses pembuatan model pada software Maxsurf pro 11.1.1.2

4.2. Variasi entrance CSA Kapal

Variasi model lambung baru didapat dengan metode korespondensi satu-satu dari parameter yang digunakan. Parameter untuk variasi bentuk lambung (haluan) adalah parameter sudut atas dan sudut bawah entrance serta panjang entrance yang divariasi dengan batasan 10 % dari ukuran asli parameternya(Lackenby

Variasi dimensi sudut atas dari entrance CSA yang dipakai adalah:

- α : 2,252 derajat Dimana α merupakan sudut atas entrance
- $\alpha 1: 2,0268 \text{ derajat}$

(7)

Dimana α1 merupakan sudut atas pengurangan -10 % dari *entrance* asli.

 α2: 2,4772 derajat.
 Dimana α2 merupakan sudut atas penambahan +10 % dari *entrance* asli.



Gambar 5. variasi sudut atas entrance CSA

Variasi dimensi sudut bawah dari *entrance* CSA yang dipakai adalah :

- β: 2,676 derajat
 Dimana β merupakan sudut bawah entrance asli.
- β 1 : 2,4084 derajat
 Dimana β1 merupakan sudut bawah
 pengurangan -10 % dari *entrance* asli.
- β 2 : 2,9436 derajat.

 Dimana β2 merupakan sudut bawah penambahan +10 % dari *entrance* asli.



Gambar 6. variasi sudut bawah entrance CSA

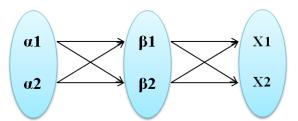
Variasi dimensi panjang *entrance* CSA yang dipakai adalah :

- X: 4,450 meter
 Dimana X merupakan panjang *entrance*asli.
- X 1: 4,005 meter
 Dimana X1 merupakan panjang
 pengurangan -10 % dari *entrance* asli.
- X 2 : 4,895 meter Dimana X2 merupakan panjang penambahan +10 % dari *entrance* asli.



Gambar 7. variasi sudut panjang entrance CSA

Berikut skema dan hasil dari metode korespondensi satu-satu, yang terdapat pada gambar 8 dan Tabel 4.

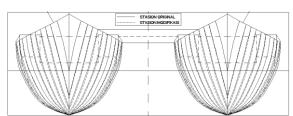


Gambar 8. Skema korespondensi satu-satu

Tabel 4. Hasil korespondensi satu-satu

	1 aber 4: Hash Korespondensi sata sata				
No.	Model	$\alpha (^{0})$	$\beta (^{0})$	$\mathbf{X}(\mathbf{m})$	
1.	Model A	2,0268	2,4084	4,005	
2.	Model B	2,0268	2,4084	4,895	
3.	Model C	2,0268	2,9436	4,005	
4.	Model D	2,0268	2,9436	4,895	
5.	Model E	2,4772	2,4084	4,005	
6.	Model F	2,4772	2,4084	4,895	
7.	Model G	2,4772	2,9436	4,005	
8.	Model H	2,4772	2,9436	4,895	

Didapatkan 8 variasi model baru berdasarkan tabel 4 yang kemudian dibuat melalui perangkat lunak *AutoCAD 2012*. Model dibuat sesuai dengan luasan yang terhitung pada masingmasing variasi. Luasan tersebut dibuat sesuai dengan metode *Scheltema De Heere*. Berikut bentuk salah satu Body Plan hasil modifikasi dari model original menjadi model variasi, yang terdapat pada Gambar 9.



Gambar 9. Perbandingan Body Plan model variasi dengan Body Plan Original

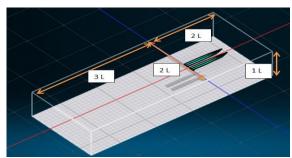
Model asli dan model variasi tersebut diuji dengan menggunakan *software CFD* dan hasilnya dapat diketahui nilai *Ct* dari masingmasing model tersebut. Nilai *Ct* dari hasil *CFD* tersebut kemudian digunakan untuk mencari nilai hambatan total sebenarnya dari masingmasing model. Dari hasil tersebut dicari nilai hambatan model yang lebih kecil dari nilai hambatan model asli kapal.

4.3. Simulasi Computational Fluid Dynamic

Proses simulasi dibantu dengan perangkat lunak *CFD* berbasis persamaan *Lattice Boltzmann* (*X Flow CFD 2014 for 64 Bit*). Langkah-langkah simulasi dibagi menjadi:

a. Boundary Conditions

Tahap ini ialah pembuatan *towing tank* dan batasan untuk simulasi. Ukuran *towing tank* ditunjukan pada Gambar 10.



Gambar 10. Dimensi *towing tank* simulasi pada *X Flow CFD* (L; LOA kapal)

b. Simulation Setup

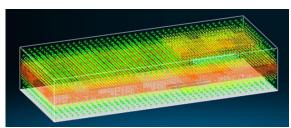
Tahap ini adalah tahapan yang berisi tentang hal-hal yang berkaitan dengan simulasi. Dibagi menjadi beberapa langkah , antara lain *Environment, Materials, Geometry, Simulation*.

c. Computation

Tahap ini merupakan tahap solusi (*running*). Dimana pada tahap ini dilakukan secara bersamaan proses *Lattice* (pembentukan partikel atau *meshing*) yang ditunjukkan pada Gambar 11. Dalam tahap ini juga terjadi perhitungan iterasi berulang-ulang persamaan numerik untuk memecahkan masalah yang diinginkan. Persamaan penyelesaiannya yaitu dengan persamaan *Lattice Boltzmann* yang dinyatakan pada persamaan 1:

$$f_k (\mathbf{x}_k + \mathbf{e}_k \Delta t, t + \Delta t) = f_k (\mathbf{x}_k, t) - \frac{\Delta t}{\tau} (\mathbf{f} \mathbf{k} - \mathbf{f}_k^{eq})$$

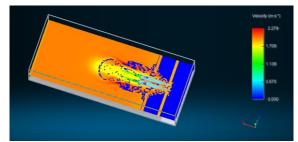
dimana, f_k ($x_k + e_k \Delta t$, $t + \Delta t$) merupakan tahap streaming dan f_k (x_k , t) - $\frac{\Delta t}{\tau}$ ($fk - f_k^{eq}$) adalah tahap Collision. Serta, f_k adalah fungsi distribusi kecepatan partikel sepanjang arah k, f_k^{eq} adalah fungsi distribusi kesetimbangan, x_k vektor posisi parikel, Δt adalah perubahan waktu, τ adalah waktu yang dibutuh partikel bergerak untuk saling tabrakan.



Gambar 11. Partikel Generated

d. Post-Processing

Tahap ini merupakan hasil (result) dari simulasi. Hasil simulasi yang diiginkan berupa nilai hambatan (force), visualization fields, animation aliran.



Gambar 12. Countour hasil simulasi

4.4 Validasi Hasil Uji Model Metode CFD

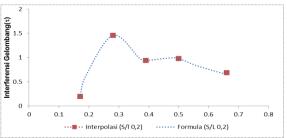
Komponen hambatan total terdiri dari hambatan viskos dan hambatan gelombang. Hambatan viskos diperoleh dari hambatan gesek dikalikan dengan *form factor*. Adapun hasil perhitungan *form factor* untuk kapal *monohull* dan *catamaran* dengan persamaan 5 dan 6, ditunjukkan pada Tabel 5.

Tabel 5. Hasil perhitungan *form Factor* dan luas permukaan basah (*WSA*)

rads permakaan sasan (11811)					
Model	1+ <i>k</i>	WSA (m^2)	1+ βk	WSA (m^2)	
Original	1.3343	12.351	1.607	24.702	
Model A	1.3527	12.327	1.607	24.654	
Model B	1.3296	12.366	1.607	24.732	
Model C	1.3384	12.401	1.607	24.802	
Model D	1.3274	12.369	1.607	24.737	
Model E	1.3520	12.321	1.607	24.642	
Model F	1.3282	12.352	1.607	24.704	
Model G	1.3449	12.368	1.607	24.736	
Model H	1.3288	12.372	1.607	24.744	

Komponen hambatan gelombang dihitung menggunakan *Slender Body Method* untuk *monohull*, sedangkan untuk *catamaran* dipengaruhi interferensi gelombang (τ) berdasarkan formula yang diajukan oleh Jamaludin(Jamaluddin, A., et al. 2012).

Pada penelitian ini, metode yang digunakan untuk menginterpolasi interferensi gelombang (τ) pada kecepatan yang diinginkan adalah metode *Cubic Spline Interpolation*. Adapun hasilnya terdapat pada Gambar 13.

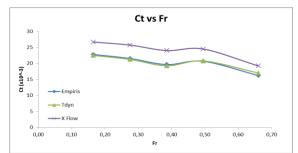


Gambar 13. Interpolasi Cubic Spline dari τ

Hasil perhitungan empiris nilai C_T dikalikan 2 untuk memperoleh C_T catamaran, karena nilai C_F dan C_W adalah nilai dari kapal monohull. Berikut hasil perhitungan C_T dengan metode perhitungan kombinasi formula empiris dan Selender body, simulasi dengan dua software CFD untuk model original terdapat pada Tabel 6 dan Gambar 14.

Tabel 6. Perbandingn hasil perhitungan C_T dengan beberapa metode.

Fr	V	Ct (x10^-3)			
	$(m.s^{\wedge}-1)$	Empiris	Tdyn	X Flow	
0.17	1.5432	22.805	22.485	26.690	
0.28	2.572	21.537	21.262	25.723	
0.39	3.6008	19.640	19.255	24.013	
0.50	4.6296	20.660	20.769	24.489	
0.66	6.1728	16.211	17.011	19.209	



Gambar 14. Perbandingan Nilai C_T pada setiap metode perhitungan.

Tabel 7. Selisih C_T dengan simulasi $Tdyn \ dan$ $X \ Flow$ terhadap perhitungan empiris.

	V (m.s^-1)	Selisih C_T		
Fr		<i>Tdyn</i> (%)	X Flow (%)	
0.17	1.5432	1.402	17.037	
0.28	2.572	1.276	19.439	
0.39	3.6008	1.958	22.266	
0.50	4.6296	0.529	18.535	
0.66	6.1728	4.935	18.494	

Pada Tabel 6 dan Gambar 13 menunjukkan hasil analisis perhitungan C_T model original yang menunjukkan *countour* dari hasil

perhitungan dengan beberapa metode hampir sama (*valid*). Terdapatnya gap (perbedaan) nilai, bukan menjadi kerugian atau kesalahan (*error*) dalam setiap perhitungan. Munculnya keadaan tersebut merupakan hasil prediksi atau pendekatan rumus dari setiap metode perhitungan dalam memecahkan masalah yang ingin dipecahkan.

Pada Tabel 7 menunjukkan selisih nilai C_T hasil perhitungan menggunakan dua simulasi software CFD. Hasil menunjukkan dari tingkat keakurasian (error), software CFD Tdyn lebih baik dibandingkan X Flow. Hal ini dikarenakan pada X Flow dalam tahap lattice (membuat objek simulasi menjadi partikel) masih dengan ukuran yang cukup besar. Keterbatasan media (spesifikasi komputer) yang tidak mampu lagi untuk lebih memperkecil ukuran partikel karena sifat sistem partikel dalam X Flow, yaitu per blok/region. Sehingga setiap dalam memperkecil atau memperbesar ukuran partikel tersebut digunakan ukuran untuk blok/region/level. Hal ini sangat berbeda pada Tdyn dimana pada tahap meshing (membuat objek menjadi bagian kecil), User dapat menentukan objek mana yang harus memiliki ukuran *mesh* lebih kecil daripada bagian lainnya (misalnya: objek kapal) sehingga hasil simulasi bisa lebih akurat.

4.5. Perhitungan Hambatan Kapal

Perhitungan hambatan kapal dengan simulasi software CFD diambil dari tahap results atau post processor. Data yang diperlukan untuk menentukan hambatan total adalah koefisien hambatan total (C_T) , kemudian data tersebut diolah untuk memperoleh hambatan total (R_T) dengan persamaan 11.

$$R_T = 0.5. \rho. v^2. WSA. C_T \tag{11}$$

Dimana Rt adalah Hambatan Total (kN), ρ adalah massa jenis air laut (1025 kg/m³), WSA adalah luas permukaan basah kapal (m²), dan (C_T) Koefisien hambatan total.

Dari data model original dan 8 variasi model yang dianalisis. Berikut hasil simulasi pada kondisi kecepatan Fr 0.66 nilai C_T dan R_T untuk skala sebenarnya atau skala 1:1 pada tiap-tiap model yang terdapat pada Tabel 8.

Tabel 8. Perbandingan nilai C_T dan R_T tiap-tiap model

model					
		$C_T(x10^{-3})$		$R_T(kN)$	
No.	Model	Tdyn	X-	Tdyn	X
			Flow		Flow
1.	Original	17.011	19.209	8.206	9.266
2.	Model A	17.474	19.369	8.413	9.325
3.	Model B	16.270	18.831	7.858	9.094
4.	Model C	17.299	19.872	8.378	9.624
5.	Model D	15.951	18.422	7.705	8.899
6.	Model E	17.252	19.636	8.302	9.449
7.	Model F	16.720	18.803	8.066	9.071
8.	Model G	17.310	19.521	8.362	9.430
9.	Model H	16.439	19.059	7.944	9.210

Dari Tabel 8 diperoleh nilai hambatan total dari model original berturut-turut dengan 2 *software CFD* adalah 8.206 kN dan 9.266 kN, sedangkan model dengan hambatan terkecil terdapat pada Model D berturut-turut dengan 2 *software CFD* adalah 7.705 kN dan 8.899 kN. Selisih keduanya berdasarkan *Tdyn* adalah 6.50 % dan berdasarkan *X-Flow* adalah 4.12 % lebih kecil dibandingkan hambatan total model original. Berikut perbandingan hasil simulasi antara model original dan model D, terdapat pada gambar 14-18.

5. PENUTUP

5.1 Kesimpulan

Berdasarkan dari hasil perhitungan dan analisis yang dilakukan dengan CFD didapatkan kesimpulan sebagai berikut :

- 1. Dari 8 Model Variasi Bentuk lambung, didapat nilai hambatan total bentuk lambung baru kapal pada Fr 0,66 yaitu Model A 9,325 kN, Model B 9,094 kN, Model C 9,624 kN, Model D 8,899 kN, Model E 9,449 kN, Model F 9,071 kN, Model G 9,430 kN, Model H 9,210 kN.
- 2. Nilai Hambatan terkecil terdapat pada Model D yang memiliki faktor bentuk lambung *demihull* terkecil dari semua model, yaitu 1.3742. Dimana nilai hambatan model original dari *Software CFD* adalah 9.266 kN, sedangkan nilai hambatan model D sebesar 8.899 kN. Selisih keduanya sebesar 0.367 kN atau 4.12 % lebih kecil dibandingkan hambatan total model original.

5.2 Saran

1. Partikel *generated* harus lebih kecil / detail yaitu membuat objek simulasi menjadi

- milyaran partikel agar memperoleh hasil yang lebih akurat, karena dalam penelitian ini hanya mampu membuat/membagi objek simulasi menjadi ratusan juta partikel.
- Melakukan analisa lanjutan Lattice Boltzmann dengan media atau spesifikasi komputer yang tinggi (render version). Untuk mencapai/memperoleh total partikel yang lebih detail/banyak.

6. DAFTAR PUSTAKA

- Chopard, B., 1999. Cellular automata and lattice Boltzmann methods: a new approach to computational fluid dynamics and particle transport. *Future Generation Computer Systems*, 16(2-3), pp.249–257.
- Holtrop, J. & Mennen, G.G., 1982. An Approximate Power Prediction Method. *International Shipbuilding Progress*, 29(July), pp.166–170.
- Jamaluddin, A., 2012. Experimental and Numerical Study of the Resistance Component Interactions of Catamarans.

 In: Proceedings of the Institution of Mechanical Engineers, Part M: Journal of Engineering for the Maritime Environment, 227(1), pp.51–60.
- Kim, H., Yang, C. & Noblesse, F., 2010. Hull form optimization for reduced resistance and improved seakeeping via practical designed-oriented CFD tools. GCMS '10: Proceedings of the 2010 Conference on Grand Challenges in Modeling & Simulation.
- Lackenby, H., 1950. On The Systematic Variation of Ship Forms. *Transactions of The Institute of Naval Architects*, 92, pp.289–316.
- Mele, I., 2013. Lattice Boltzmann method. *Univerza u Ljubljani*.
- Molland, A. F., Wellicome, J.F. & Couser, P.R., 1996. Resistance experiments on a systematic series of high speed displacement catamaran forms: variation of length-displacement ratio and breadth-draught ratio.
- Samuel., Iqbal,M. & Utama, I.K.A.P., 2015. An Investigation Into The Resistance Components OF Converting A Traditional Monohull Fishing Vessel Into Catamaran Form. *International Journal of Technology*.