PERANCANGAN LIFTER REFUELER 25 KL di PT. UNITED TRACTOR PANDU ENGINEERING

Adies Rahman Hakim, S.S.T Dosen Polman Negeri Bandung, Telp. 02270336892. e-mail: adies@polman-bandung.ic.id

ABSTRAK

Refueler merupakan suatu unit bantu darat dalam hal aviasi / penerbangan. Fungsi dari unit ini adalah untuk melakukan proses pengisian bahan bakar (avtur) ke fuel tank pesawat. Salah satu elemen penting dari refueler ini adalah lifter. Lifter berfungsi untuk memberikan akses operator ke bagian fuel tank pesawat. Selain memberikan akses operator ke fuel tank pesawat, lifter harus dapat bergerak naik-turum dan mampu menumpu beban yang berat.

Dalam proyek *refueler* dimana konsumen menginginkan 11 unit *refueler*. Untuk itu PT. UTE berniat membuat sendiri lifter dari pada membeli dari supplier. Dalam hal perancangannya perlu dipertimbangkan kekuatan konstruksi dan hal keamanannya. Karena lifter ini menumpu beban yang yang berat dan adanya *live load* / beban hidup (manusia) di atas lifter tersebut.

Metodologi yang digunakan dalam perancangan *Lifter Refueler* ini mengacu pada tahapan perancangan yang dirumuskan VDI 2222.

Lifter Refueler yang telah dirancang telah memenuhi seluruh tuntutan konsumen dan terbukti kuat saat dilakukan pengontrolan kekuatan bahan. Dengan demikian, produk lifting device hasil rancangan mempunyai spesifikasi yang sangat baik.

I. PENDAHULUAN

1.1 Latar Belakang

PT. United Tractors Pandu Engineering (UTE) merupakan sebuah perusahaan besar Indonesia yang bergerak di bidang heavy equipment transportation and attachment. Produk yang dibuat meliputi sektor pertambangan, kehutanan, special vehicle, dan jasa (assembling dan service). Produk dari UTE berupa satu unit penuh (cargo truck, lube truck, concrete mixer, tower light) dan beberapa komponen dari suatu unit (bucket, rotary log grapple, blade).

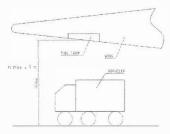
Salah satu project yang pernah berlangsung adalah project refueler. Refueler ini merupakan pesanan dari UJB yang merupakan distributor PT. Pertamina. Refueler adalah suatu unit khusus untuk mendukung operasi darat dalam suatu penerbangan (ground support unit). Fungsinya adalah untuk proses pengisian bahan bakar (avtur) ke pesawat. Unit ini terdiri dari head truck, modul unit, lifter, unit & tank accessories, dan trailer tank sebagai tempat penampungan bahan bakar.



Gambar 1.1 Salah satu model Refueler 25 K.L.

Salah satu komponen penting dalam unit ini adalah *lifter*. *Lifter* ini berfungsi untuk membantu operator menjangkau *fuel tank* pesawat. Hal tersebut sulit dilakukan tanpa menggunakan *lifter* karena adanya perbedaan ketinggian dari unit *refueler* dengan posisi *fuel tank*. Sedangkan posisi *fuel tank* pesawat tersebut berada di bagian sayap pesawat. Selain itu, *lifter* pun harus dapat menahan beban dari *lift basket* sebagai tempat para operator, dan beberapa perlengkapan yang dibutuhkan dalam pengisian bahan bakar pesawat.

Gambar 1.2 Problem lay-out



Pada dasarnya, komponen ini dapat dibeli di pasaran. Hanya saja, komponen ini hanya dapat dibeli di pasaran luar negeri di pasaran lokal tidak tersedia. Dikarenakan waktu yang tidak cukup banyak dan pertimbangan yang lainnya maka diputuskan untuk membuat *lifter* sendiri. Ditambah akan memberi kemudahan jika nantinya akan ada project Refueler lagi.

1.2 Rumusan Masalah

1.2 Rumusan Masalah

Berdasarkan uraian masalah di atas, maka penulis merumuskan beberapa permasalahan sebagai berikut:

- 1. Kesulitan operator dalam menjangkau *fuel tank*, dengan ketinggian maksimum yang dicapai 5 m.
- 2. Beban yang diangkat dan ditumpu berat, dengan berat total dari *lift basket*, dua orang operator, dan perlengkapan lainnya ± 500 kg.
- 3. Keinginan perusahaan untuk membuat sendiri karena waktu yang tidak mencukupi.

1.3 Batasan Masalah

Karya tulis ini membahas mengenai perancangan *lifter refueler*. Agar permasalahan terfokus pada pemecahan masalah diatas, maka penulis membatasi ruang lingkup kajian sebagai berikut:

- 1. Perancangan sistem mekanisme untuk pergerakan naik-turun.
- 2. Perhitungan kekuatan bahan berdasarkan beban yang terjadi.
- 3. Perhitungan dalam penentuan aktuator yang akan digunakan.

1.4 Tujuan Penulisan

Tujuan dari penulisan karya tulis ini adalah sebagai berikut:

- 1. Didapatkannya suatu konstruksi yang cukup mampu mengangkat dan menahan beban yang cukup berat.
- 2. Perusahaan dapat membuat *lifter* sendiri.

II. LANDASAN TEORI

2.1 Aerial Work Platform

Aerial Work Platform (AWP) atau Elevating Work Platform (EWP) adalah suatu peralatan mekanikal untuk memberi akses ke tempat yang sulit dicapai, biasanya di tempat yang lebih tinggi. Mobile Elevating Work Platform (MEWP) adalah suatu tipe AWP yang dapat dipindah-pindahkan. AWP/EWP biasanya disebut juga sebagai lift table, lift platform, atau cherry picker.

Pada umumnya lifter digunakan hanya sementara dengan tujuan tertentu, seperti pekerjaan pemadam kebakaran sebagai jalur darurat. Ini didesain untuk menumpu berat beban tertentu (biasanya kurang dari satu ton, meskipun beberapa memiliki safe working load yang lebih tinggi). Biasanya lifter dapat dioperasikan oleh satu orang operator saja.

2.1.1 Lifting Mechanism

Ada beberapa tipe dari AWP ini, dimana tiap tipenya memiliki beberapa fitur tertentu untuk aplikasi yang berbeda. Perbedaan tiap tipenya

terdapat di mekanisme untuk mengangkat lifter tersebut.

2.1.1.1 Articulated Lift

Articulated Lift atau dapat diketahui juga sebagai boom lift atau hydraulic platform menggunakan kekuatan hidrolik sebagai sistem penggeraknya. Ini terdiri dari beberapa section yang berhubungan, yang dimana section ini dapat

dikendalikan untuk mengangkat lifter. Beberapa Articulated Lift memiliki keterbatasan jarak yang dikarenakan panjang tiap boom arm, dengan tapi menggunakan telescopicing section, jarak angkatnya dapat ditambah.



Gambar 2.1 Spider Articulated Lift

2.1.1.2 Scissor

Scissor Lift adalah jenis platform yang hanya bergerak ke arah vertikal saja. Mekanismenya menggunakan link yang berhubungan dengan susunan "X". Cara kerja lifter ini dengan memberi gaya luar ke bagian penumpu paling bawah, bentukan "X" akan mengembang, dan platform akan naik keatas.



Gambar 2.2 Scissor Lift

2.2 Kekuatan Bahan

Ilmu kekuatan bahan merupakan ilmu dasar yang mempelajari kekuatan suatu konstruksi. Kekuatan bahan digunakan untuk menghitung kekuatan, penentuan bahan, dan ukuran dimensi yang optimal, serta pengontrolan kekuatan bahan padasebuah elemen dari suatu konstruksi.

Dalam kekuatan bahan. Hal yang mendasar adalah jenis pembebanan dan kasus pembebanannya. Beban dapat didefinisikan sebagai gaya luar yang bekerja pada suatu bahan. Pada setiap struktur, semua gaya yang bekerja pada struktur tersebut haruslah seimbang (kesetimbangan pada

2.3 Silinder (aktuator)

Merupakan bagian penggerak dari sistem hidrolik atau pneumatik. Silinder mempunyai peranan yang berarti sebagai unit pengendali. Ada dua macam silinder yang umum digunakan di berbagai proses pengerjaan:

1.Silinder tunggal (single-acting cylinder)
Silinder dengan jenis ini hanya
bergerak ke satu arah saja yaitu arah
maju, sedangkan untuk gerakan
mundurnya digerakan oleh pegas,

dengan arah kembali yang cepat tanpa beban. Karena itu hanya ada satu input angin yang diberikan pada silinder di bagian belakang.

2. Silinder ganda (double-acting cylinder)
Prinsip konstruksi dari silinder ganda
ini tidak jauh berbeda dari silinder
tunggal, hanya saja tidak ada
pengembalian menggunakan pegas.
Kedua lubang pada silinder dapat
digunakan sebagai suplai ataupun
pembuangan (exhaust).

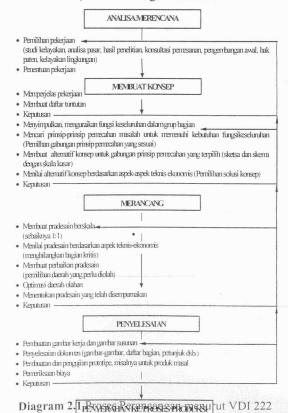
Silinder ganda mempunyai keuntungan yang lebih mudah atau sesuai untuk menyelesaikan suatu pekerjaan dengan gerakan lurus, karena gerakan arah maju dan mundur dapat dikontrol sesuai pergerakan yang diinginkan.

2.4 Metode Perancangan

Metode perancangan adalah proses berpikir sistematis untuk menyelesaikan suatu masalah, sehingga mendapatkan hasil penyelesaian yang maksimal untuk mencapai sesuatu yang diharapkan. Metode perancangan dapat juga dikatakan sebagai proses pengambilan keputusan.

2.4.1 Tahapan Perancangan

Tahapan perancangan konstruksi adalah langkah-langkah yang sistematis untuk menghasilkan sebuah rancangan yang maksimal. Dalam buku metode perancangan dijelaskan bahwa tahapan perancangan berdasarkan *VDI 2222* (Persatuan Insinyur Jerman) adalah sebagai berikut:



III. PERANCANGAN LIFTER REFUELER

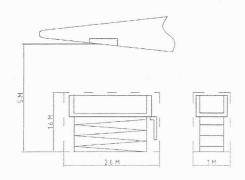
3.1 Pendahuluan

3.2 Menganalisa

Customer di project ini adalah UJB yang merupakan distributor dari PT. Pertamina. Refueler adalah suatu unit khusus untuk mendukung operasi darat dalam suatu penerbangan (ground support unit). Fungsinya adalah untuk proses pengisian bahan bakar (avtur) ke pesawat. Unit ini terdiri dari head truck, modul unit, lifter, unit & tank accessories, dan trailer tank sebagai tempat penampungan bahan bakar. Salah satu komponen terpenting adalah lifter.

Pada lifter ini terdapat dua sub-assy, lifter itu sendiri dan lift basket sebagai tempat dimana operator bekerja. Lifter ini akan ditempatkan diatas chassis truk. Lifter harus dapat menahan beban 500 kg dan mampu mengangkat hingga 5 meter. Lift basket harus dibuat dari bahan yang ringan dan kuat agar beban yang ditumpu oleh lifter tidak terlalu berat dan tidak goyang pada saat operator naik atau turun menggunakan lifter. Panjang lifter dan lift basket tidak boleh melebihi dari lebar truck itu sendiri. Ruangan yang tersedia untuk lifter itu sendiri berukuran 2,6m x 1m. Untuk ketinggian lifter dan lift basket tidak boleh melebihi 1,6m pada saat lifter tidak beroperasi.

Gambar 3.1 Analisa Produk



3.3 Mengkonsep

3.3.1 Daftar Tuntutan

Berikut daftar tuntutan dari perancangan lifter refueler 25 kL:

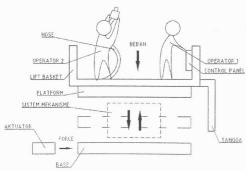
No	Daftar Tuntutan	Kuantifikasi
1	Tuntutan Utama	
	a. Dimensi <i>lifter</i>	2600x1000x1600
	b. Beban yang diangkat	Maksimum 500 kg
	c. Tinggi angkat maksimum	5 meter
	d. Kecepatan angkat	0.5 m/s
	1.	
	e. Sistem pengangkat	Mekanis
	f. Pengoperasian	Manual
	g. Material lift basket	Alumunium

	h. Lokasi kendali	1 tempat
2	Tuntutan kedua	
	a. Jumlah operator	2 orang
	b. Keamanan	Aman bagi operator
	c. Konstruksi	Mudah dalam pengerjaan
3	Keinginan	
7. 7	a. Perawatan	Mudah dalam perawatan
	b. Penggunaan	Mudah dalam penggunaan
	c. Perakitan	Mudah dalam perakitan
	- Company	

Tabel 3.1 Daftar Tuntutan

3.3.2 Skema Rancangan

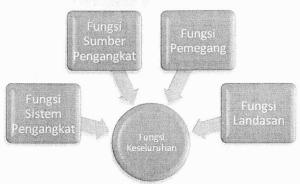
Fungsi dari lifter refueler 25 kL adalah alat untuk mengangkat operator yang posisinya berada di bagian bawah pesawat, agar operator dapat menjangkau fuel tank dalam proses pengisian bahan bakar. Lifter ini terdiri dari dua sub-susunan, lifter assy dan lift basket assy. Lift basket dipasang di bagian platform dari lifter. Lifter memiliki suatu sistem mekanisme naik-turun yang dimana sistem ini digerakan oleh semacam aktuator. Aktuator tersebut yang nantinya akan memberikan gaya dorong ke mekanisme naik-turun tersebut sehingga lifter dapat bergerak naik-turun. Dua orang operator akan berada di dalam lift basket. Operator pertama yang akan mengoperasikan lifter dan proses pengisian avtur ke dalam pesawat melalui sebuah control panel. Operator kedua memasang hose ke bagian fuel tank pesawat dan memastikan hose sudah terpasang dengan baik selama proses pengisian. Berikut adalah skema rancangan dari lifter refueler 25 kL:



Gambar 3.2 Skema rancangan

3.3.3 Fungsi Keseluruhan

Pada tahapan ini dilakukan pembagian fungsi pada *lifter refueler 25kL* ini sebagai sarana untuk pencarian alternatif dan pemecahan masalah fungsi tersebut.



Gambar 3.3 Diagram Penguraian Fungsi Keseluruhan

3.3.4 Alternatif Pemecahan Fungsi Bagian

3.3.4.1 Fungsi Sistem Pengangkat

Sistem ini berfungsi dalam proses naikturun platform *lifter* dalam menumpu beban. Sistem ini harus dapat bergerak ke arah vertikal dan hanya menggunakan satu sumber penggerak.

3.3.4.2 Fungsi Sumber Pengangkat

Fungsi ini merupakan sumber daya dalam proses naik — turunnya *lifter*. Dalam hal ini diperlukan suatu sistem yang otomatis.

3.3.4.3 Fungsi Pemegang

Fungsi ini merupakan pemegang pada saat operator naik ke atas *lift basket*. Material dari fungsi ini harus terbuat dari alumunium.

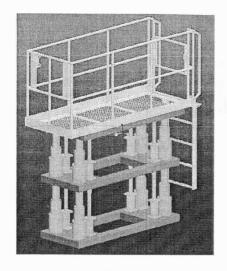
3.3.4.4 Fungsi Landasan

Fungsi ini merupakan landasan untuk operator dalam pengisian bahan bakar. Fungsi ini terdapat di *lift basket*. Material dari fungsi ini harus terbuat dari alumunium.

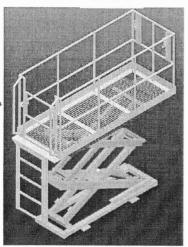
3.3.5 Kotak Morfologi

N	FUNGSI	ALTERNATIF FUNGSI BAGIAN					
0	BAGIAN	ALT 1	ALT 2	ALT 3			
1	Fungsi Sistem Pengangkat	A 1	1-2	A-3			
2	Fungsi Sumber Pengangkat	E1	P-2	B-3			
4	Fungsi Pemegang	Cal.	Co2	<u>3</u>			
5	Fungsi Landasan	Det- '	D-2	· 13			
	AFK	AFK 1	AFK 2	AFK 3			

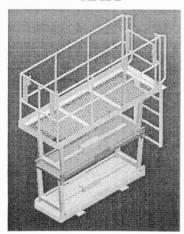
Tabel 3.2 Kotak Morfologi



AFK 1



AFK 2



AFK 3

3.3.6 Penilaian Variasi Konsep Keseluruhan3.3.6.1 Penilaian dari Segi Teknis

Kriteria penilaian dari segi teknis dapat dilihat dari table dibawah ini:

Penilaian alternatif fungsi keseluruhan dilihat dari segi teknis dapat dilihat dari table dibawah ini:

N o	Aspek yang Dinilai	Bob ot	AFK							Nilai	
			AFK1		AFK2		AFK3		Teknis Maks		
			N il ai	n*b	Ni lai	n*b	Ni lai	n*b	N il ai	n*b	
1	Fungsi	30	4	120	4	120	4	120	4	120	
2	Proses pemesinan	20	3	60	3	60	3	60	4	80	
3	Penggunaa n komponen standar	15	2	30	3	45	2	30	4	60	
4	Perakitan	10	2	20	3	30	3	30	4	40	
5	Keamanan	10	3	30	3	30	3	30	4	40	
6	Perawatan	10	2	20	3	30	3	30	4	40	
7 .	Ergonomis	5	4	20	4	20	4	20	4	20	
Jumlah 100		***************************************	300		335		320		400		
Nilai Teknis			75%		83.7		80		100		

Tabel 3.3 Penilaian Segi Teknis

3.3.6.2 Penilaian dari Segi EkonomisPenilaian alternatif fungsi keseluruhan

No	Aspek yang Dinilai	Bob ot	AFK						Nilai Teknis	
			AFK1		AFK2		AFK3		Maks	
			N il ai	n*b	N il ai	n*b	N il ai	n*b	Ni lai	n*b
1	Biaya Pembuatan	70	3	210	3	210	3	210	4	280
2	Biaya Perawatan	30	3	90	3	90	3	90	4	120
Jumlah		100		300		300		300		400
Nilai T	eknis	10 10	CONTROL OF THE PARTY OF THE PAR	75%	America micromonale acut	75%		75%		100 %

dilihat dari segi ekonomis dapat dilihat dari table dibawah ini:

Tabel 3.4 Penilaian Segi Ekonomis

3.3.6 Keputusan

Berdasarkan aspek-aspek diatas maka fungsi kombinasi yang paling ideal dari ke 3 alternatif diatas adalah alternatif 2. Keputusan ini didasarkan pada penilaian ketiga alternatif fungsi keseluruhan terhadap aspek teknis dan aspek ekonomisnya. Adapun spesifikasi alternatif 2 dapat dilihat dari kotak morfologi yang telah ditampilkan sebelumnya.

3.4 Merancang

3.4.1 Pradesain

Pada tahapan ini hasil kombinasi yang telah didapat dibuatkan *draft* rancangan dan spesifikasi beberapa *part* kemudian diberikan optimasi rancangan jika memang diperlukan.

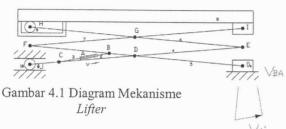
3.5 Penyelesaiaan

Tahapan penyelesaian akhir yang harus dilakukan adalah melakukan penggambaran gambar kerja dan gambar susunan. Gambar ini akan digunakan sebagai informasi pada proses manufaktur di bagian produksi.

IV. **ANALISIS PEMBAHASAN MASALAH**

Pada bab ini akan dibahas mengenai perhitungan dan pengontrolan konstruksi lifter refueler 25kL.

Penentuan Kecepatan Angkat



Diket:
$$P: 1,3 \ KW$$

 $F_h: 16720,5 \ N$
 $V_A = \frac{P}{F_h} = \frac{1300}{16720,5} = 0.07 \ m/s$

Persamaan kecepatan relatif V_B

$$V_B = V_A \nrightarrow V_{BA}$$
 (1)

b ? 0.07 ? Gambar 4.2 Poligon Kecepatan

Persamaan (1) dan (2) $V_{BO2} = V_A \nrightarrow V_{BA}$ $a \perp BO2 //AB \perp AB$ b ? 0,07 ?

$$\begin{split} V_{BA} &= 26,12 \, mm \times \frac{0,01 \, m/s}{1 \, mm} \\ &= 0,26 \, m/s \\ V_{BO2} &= 27,04 \, mm \times \frac{0,01 \, m/s}{1 \, mm} \\ &= 0,27 \, m/s \end{split}$$

= 0,27 m/s

$$\omega_{\rm S} = \frac{V_{802}}{802} = \frac{0,27}{1,255} = 0,21 \, rad/_{\rm S} \, (CW)$$

Gambar 4.3 Poligon Kecepatan

• Persamaan kecepatan relatif
$$V_F$$
 terhadap V_{O2} $V_F = V_{O2} \neq V_{FO2}$ $V_F = 0 \neq V_{FO2}$ $V_F = V_{FO2}$ $V_F = V_{FO2}$ $V_F = \omega_5 \times 1,685$ $V_F = 0.21 \times 1,605 = 0.35 \ m/s$

• Persamaan kecepatan relative V terhadap V_F

$$V_I = V_F + V_{FI}$$

$$a \perp FO_2 \perp FI$$

$$V_I = 69,73 \times \frac{0,01 \ m/s}{1 \ mm}$$

 $V_I = 0,69 \ m/s$

: Kecepatan angkat lifter adalah 0,69 m/s

4.2 Perhitungan Rangka

4.2.1 Pencarian Ukuran Rangka

Pada perhitungan ini akan dicari ukuran dari profil unequal square tube untuk rangka yang digunakan di lifter. Rangka ini yang akan menumpu beban dari lift basket, operator, dan perlengkapan

Rincian beban:

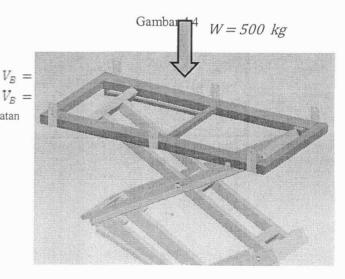
Operator (2 orang) : 200 kg Lift basket : 100 kg

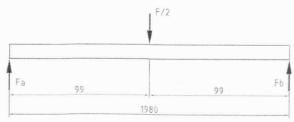
Perlengkapan lainnya : 50 kg

Beban total : 350 kg $W = Beban total \times Faktor kerja$

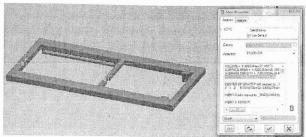
 $= 350 \times 1.4$ $= 490 \ kg$

Pada perhitungan ini, beban yang digunakan adalah 500 kg. Hal ini mempertimbangkan masalah keselamatan dalam proses pengisian bahan bakar.





Gambar 4.5 DBB Platform

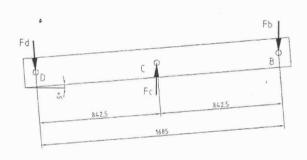


Gambar 4.6 Massa Platform

$$\begin{split} F &= \left(W + m_p\right) \times g \\ F &= \left(500 + 117,74\right) \times 10 \\ &= 6177,4 \, N \end{split}$$

$$F\alpha = Fb = F/4 = \frac{6177,4}{4}$$

= 1544.35 N



Gambar 4.7 DBB Batang

$$\Sigma F_{x} = Fb_{x} - Fc_{x}$$

$$Fc_{x} - Fb \times \sin 5^{\circ}$$

$$= 1544.35 \times \sin 5^{\circ}$$

$$= 134.59 N$$

$$\Sigma Mb_{D} = 0$$

$$0 = Fb_{y} \times 1685 - Fc_{y} \times 842.5$$

$$Fc_{y} = \frac{Fb \times \cos 5^{\circ} \times 1685}{842.5}$$

$$Fc_{y} = \frac{1544.35 \times \cos 5^{\circ} \times 1685}{842.5}$$

$$= 3076.94 N$$

Penentuan ukuran batang Mb max di potongan C

Gambar 4.8 Potongan di Titik C

640

$$Mb_{S} = Fb_{y} \times 842.5$$

$$= 1538.47 \times 842.5$$

$$= 1296160.97 \ Nmm$$

$$Fd - Fb_{x} - 134.59 \ N$$

$$Fg = Fb_{y} = 1538.47 \ N$$
Bahan St.37, Rm = 240 N/mm²

$$\sigma_{is} = \frac{Rm}{sf} = \frac{240}{2.5} = 96 \ ^{N}/mm^{2}$$

$$\sigma_{b} = \frac{Mb}{Wb} \Longrightarrow Wb = \frac{Mb}{\sigma_{b}}$$

$$= \frac{1296160.97}{96}$$

$$= 13501.67 \ mm^{3} = 13.501 \ cm^{3}$$

Dari tabel unequal square tube didapatkan unequal square tube berukuran 90x50 mm. Dengan nilai $A = 846 \text{ mm}^2$, $I = 35.5 \text{ cm}^4$, dan $W=19,9 \text{ cm}^3$.

4.2.2 Kontrol Kekuatan Rangka

- Tegangan bengkok $a_b = \frac{Mb}{Wb} = \frac{1296160,97}{19900} = 65,13 \text{ N/mm}^2$
- Tegangan tekan $\sigma_{cl} = \frac{Fd}{A} = \frac{134,59}{846} = 0.15 \ ^{N}/_{mm^{2}}$
- Tegangan geser $\tau_{\mathcal{G}} = \frac{F\mathcal{G}}{A} = \frac{1538,47}{846} = 1,81 \text{ N/mm}^2$ Tegangan gabungan

$$\begin{split} \Sigma Fy &= Fb_{\mathcal{Y}} + Fd \ \pi_{\mathcal{S}} \xi \mathcal{G}_{\overline{\mathcal{T}}} \sqrt{(\sigma_b + \sigma_d)^2 + 3 \times \tau_{\mathcal{S}}^2} \\ Fd &= Fc_{\mathcal{Y}} - Fb_{\mathcal{Y}} \\ &= \sqrt{(65,13 + 0,15)^2 + 3 \times 1,81^2} \\ &= 65,35 \ N/_{mm^2} \leq \sigma_{iz} \sim kuat \sim \end{split}$$

Tegangan tekuk (kasus 2)



Gambar 4.9 Buckling pada Batang

$$\begin{split} J_k &= l/2 = 842,5 \, mm \\ I &= 35,5 \, cm^4 = 355000 mm^4 \\ \lambda &= \frac{l_k}{i} & A = 846 \, mm^2 \\ i &= \sqrt{\frac{l}{A}} = \sqrt{\frac{355000}{846}} = 20,48 \end{split}$$

$$\lambda = \frac{824,5}{20,48} = 40,25 \rightarrow kemungkinan terjadi buckling$$

Dari tabel dapat ditemukan nilai ω . Dikarenakan nilai ω bernilai desimal, maka nilai ω dicari menggunakan interpolasi.

interpolasi.
$$\omega = 1.14 - \left(\frac{41 - 40.25}{41 - 40}\right) \times (1.14 - 1.14)$$

$$= 1.14 - (0.75 \times 0)$$

$$= 1.14$$

$$\sigma_{\omega iz} = \frac{\sigma_d}{\omega} = \frac{96}{1.14}$$

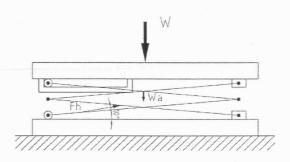
$$- 04.21 \text{ N/mm}^2$$

$$\sigma_{\omega} = \frac{Fd}{A} \leq \sigma_{\omega iz}$$

$$\sigma_{\omega} = \frac{134.59}{846} = 0.15 \text{ N/mm}^2 \leq \sigma_{\omega iz} \sim aman^{-1}$$

4.3 Perhitungan Diameter Silinder

Pada perhitungan ini akan dicari diameter silinder hidrolik yang akan digunakan. Silinder yang berfungsi untuk menggerakan mekanisme lifter. Gaya yang dihasilkan oleh silinder harus mampu mengangkat beban yang ditumpu oleh lifter.

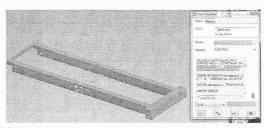


Gambar 4.13 DBB Rangka dengan Silinder

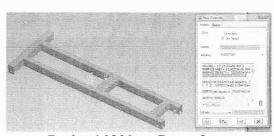
4.3.1 Perhitungan Gaya Hidrolik

W = 6177,4 N $L_{batang} = 1685 \text{ mm}$ $m_{batang} = 69,64 \frac{kg}{m}$

$$W_a = W_{btg}$$



Gambar 4.14 Massa Batang 1



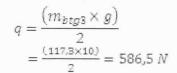
Gambar 4.15 Massa Batang 2

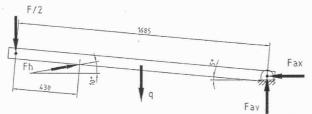
$$\begin{split} W_{a} &= W_{btg1} + W_{btg2} \\ &= \left(m_{btg1} + m_{btg2} \right) \times g \\ &= \left(31,8 + 33,1 \right) \times 10 = 649 \, N \end{split}$$



Gambar 4.16 Massa Batang 3

$$F = W + W_{a} = 6177,4 + 649$$
$$= 6826,4 N$$





Gambar 4.17 DBB Batang Bawah

$$\begin{split} \Sigma F_x &= Fh_x - Fa_x = 0 \\ \Sigma F_y &= \frac{F}{2} + q - Fh_y - Fa_y = 0 \\ \Sigma Mb_\alpha &= 0 \end{split}$$

$$0 = \frac{F}{2} \times 1685 \times \cos 5^{\circ} + q \times 842, 5 \times \cos 5^{\circ} - Fh \times 1255 \times Sin 15^{\circ}$$

$$Fh = \frac{3088,7 \times 1685 \times cos\ 5^{\circ} + 293,25 \times 842,5 \times cos\ 5^{\circ}}{1255\ sin\ 15^{\circ}} = \frac{5430987,75}{324,81}$$

$$= 16720,5 N$$

$$\begin{split} \Sigma F_{x} &= Fh_{x} - Fa_{x} = 0 \\ \Sigma F_{y} &= \frac{F}{2} + q - Fh_{y} - Fa_{y} = 0 \\ Fa_{x} &= Fh.\cos 10^{\circ} \\ Fa_{y} &= \frac{F}{2} + q - 16720,5.\sin 10^{\circ} \\ Fa_{x} &= 16720,5 \times \cos 10^{\circ} = 16466,47 \, N \\ Fa_{y} &= 3963,2 + 293,25 - 16720,5 \times \sin 10^{\circ} \end{split}$$

4.3.2 Perhitungan Diameter Aktuator

Fh =
$$p \times A - R$$

 $R = 10\%$. Fh = $10\% \times 16720,5 = 1672,05 N$
Fh = $p \times \frac{\pi}{4} d^2 - R$
 $p = 2500 \, psi = 175,76 \, \frac{kg}{cm^2} = 17,24 \, \frac{N}{mm^2}$

$$d^{2} = \frac{Fh + R}{p \times 0.786}$$

$$= \frac{16720.5 + 1672.05}{17.24 \times 0.786}$$

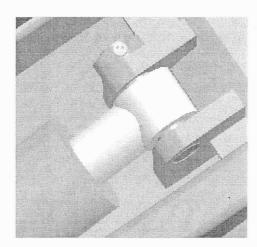
$$d = \sqrt{1357.31}$$

$$= 36.8 mm \approx 40 mm$$

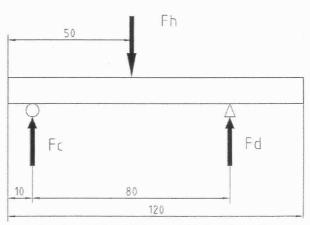
.. Didapat ukuran silinder hidrolik berdiameter 45 mm.

Perhitungan Poros Silinder Hidrolik 4.4

Pada perhitungan ini akan dicari ukuran poros yang menjadi pivot dari silinder hidrolik. Poros ini yang akan menerima beban hidrolik dari silinder.



Gambar 4.18 Poros Silinder



Gambar 4.19 DBB Poros Silinder Hidrolik

$$Fh = 16720,5 N$$

$$\underline{Fq}_{3} \underbrace{fd}_{7} \underbrace{g}_{62} \underbrace{fh} = 8360,25 N$$

$$Mb = Fc \times 40$$

$$= 8360,25 \times 40$$

Bahan St.37, Re = 240 N/mm²

$$\sigma_{iz} = \frac{Re}{sf} = \frac{240}{2} = 120 N/mm^{2}$$

$$\sigma_{b} = \frac{Mb}{W} \le \sigma_{iz}$$

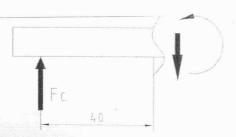
$$\sigma_{iz} = \frac{Mb}{\pi/32 \times d^3}$$

$$d^3 = \frac{Mb \times 32}{\pi \times \sigma_{iz}} = \frac{334410 \times 32}{\pi \times 120} = 28385,6 \text{ mm}^3$$

$$d = \sqrt[5]{28385,6} = 30.5 \text{ mm} \approx 35 \text{ mm}$$

$$d = \sqrt[5]{28385,6} = 30,5 \, mm \approx 35 \, mm$$

Kontrol



Gambar 4.20 Potongan Kritis

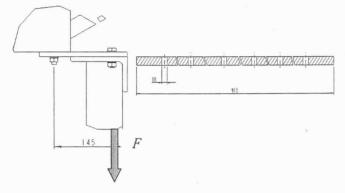
$$\sigma_b = \frac{Mb}{W} = \frac{334410 \times 32}{\pi \times 35^3} \qquad \tau_g = \frac{Fg}{A} = \frac{8360,25}{\pi/4 \times 35^2}$$
$$= 79,45 \frac{N}{mm^2} \qquad = 8,68 \frac{N}{mm^2}$$

• Tegangan gabungan
$$\sigma_{gab} = \sqrt{\sigma_b^2 + 3 \cdot \tau_g^2} = \sqrt{79.45^2 + 3 \times 8.68^2}$$

$$= 80.91 \text{ N/mm}^2 \le \sigma_{ix} \sim kuat \sim kua$$

4.5 Perhitungan Plat Tangga

Pada perhitungan ini akan dicari ketebalan plat yang digunakan. Plat menahan beban pada saat operator naik ke *lift basket*.



Gambar 4.21 DBB Plat Tangga

$$F = (m_{tangga} + m_{orang}) \times g$$
$$= (3 + 70) \times 10$$
$$= 730 N$$

Bahan SS400 setara dengan ST.37

Re = 240 N/mm²

$$a_{is} = \frac{Re}{sf} = \frac{240}{5} = 48 \frac{N}{mm^2}$$

$$Mb = F \times l = 730 \times 145 = 105850 Nmm$$

$$a_{is} = \frac{Mb}{sf} < a_{is}$$

$$\begin{split} \sigma_b &= \frac{Mb}{W} \leq \sigma_{iz} \\ \sigma_{iz} &= \frac{Mb}{W} = \frac{Mb}{B^2 \times H - 6(B^2 \times h)/12} = \frac{105850 \times 12}{B^2(913 - 6 \times 10)} \end{split}$$

$$B^{2} = \frac{105850 \times 12}{853 \times 48} = 31,02 \ mm^{2}$$
$$B = \sqrt{31,02} = 5,56 \ mm \approx 6mm$$

Kontrol

• Tegangan bengkok
$$\sigma_b = \frac{Mb}{W} = \frac{Mb}{H^2 \times B - 6(H^2 \times b)}/_{12}$$

$$-\frac{105850 \times 12}{6^2 (913 - 6 \times 10)}$$

$$=\frac{105850 \times 12}{30708}$$

$$=41,35 \frac{N}{mm^2}$$

640

• Tegangan geser $\tau_g = \frac{F}{A} = \frac{F}{B \times H - 6(b \times H)}$ $= \frac{730}{6 \times 913 - 6(6 \times 10)}$ $= 0.14 \frac{N}{mm^2}$

• Tegangan gabungan

$$\sigma_{gab} = \sqrt{\sigma_b^2 + 3.\tau_g^2} = \sqrt{41.35^2 + 3 \times 0.14^2}$$

= 41.36 $N/_{mm^2} \le \sigma_{iz} \sim kuat \sim$

V. KESIMPULAN & SARAN

5.1 Kesimpulan

Dari hasil proses perancangan konstruksi *Lifter Refueler* ini, maka dapat diambil kesimpulan sebagai berikut :

- 1. Telah dihasilkan rancangan konstruksi *lifter refueler* sesuai dengan tuntutan fungsi.
- 2. Didapat rancangan *lifter* yang dapat mengangkat dan menumpu beban berat sebesar 500 kg.
- 3. Perusahaan mendapatkan rancangan konstruksi *lifter refueler* untuk diproduksi pada project *refueler* lainnya.
- 4. Rancangan *lifter refueler* dengan dimensi 2560 x 912 x 1588 dapat dioperasikan secara manual.

5.2 Saran

Berdasarkan hasil karya tulis yang telah dibuat oleh penulis, maka penulis memberikan beberapa saran :

- Hasil rancangan yang dibuat penulis hendaknya dapat direalisasikan.
- 2. Untuk komponen-komponen yang standar sebaiknya tidak dibuat di workshop PT. UTE. Sebaiknya komponen tersebut di datangkan dari supplier.
- 3. Untuk kedepannya, hasil rancangan dapat dioptimalisasikan untuk project lain, tidak hanya project *refueler* saja.

1 MAR 2011 107 MAR 2011 107 MAR 2011

DAFTAR PUSTAKA

Muhs/Matek.1994. Roloff/Matek Maschinelemente-Tabellen.. Germany. Vieweg .

POLMAN. 2000. STANDAR POLMAN SERI0.Bandung. Politeknik Manufaktur Bandung.

POLMAN. 1992. Elemen mesin 3 . Bandung . Politeknik Manufaktur Bandung

Ruswandi, Ayi 2004. *Metode Perancangan 1*. Bandung . Politeknik Manufaktur Bandung.

Westermann. Western Tables for The Metal Trade.

Wikipedia. 7 April 2009. Aerial Work Platform. http://en.wikipedia.org/wiki/Aerial_work_platform. 17 Juni 2009.