SINERGI Vol. 21, No.2, pp.189-197, Oktober 2023 DOI: http://dx.doi.org/10.31963/ sinergi.v21i2.4158

Perancangan Konveyor Untuk Angkut Sampah pada Saluran Air Kapasitas 6 Ton/Jam

Anggi Pratama^{1*}

Jurusan Teknik Mesin, Universitas Muhammadiyah Prof. Dr. Hamka, Jakarta 13830, Indonesia e-mail: 2003039001@uhamka.ac.id

Abstract: Garbage is waste that is produced by humans and nature. The existence of waste is a problem for everyone, because it can cause serious problems to the environment as a result of the accumulation of waste that occurs from time to time. This study aims to design a tool that can carry out the task of transporting and transferring waste, especially in waterways. The design begins with data collection, drafting the design concept, calculating and analyzing to determine the stress on the shaft and making design drawings of the tool with Autodesk Autocad 2022 software. The results of this design use a chain conveyor with a speed of 0.25 m/s, chain Tsubaki RS 40-3 Single Strand, Houle Gear Production Motor AC motor and misumi bearings. The garbage collection conveyor will be placed in a water canal area with a width of 1 m and a depth of 1 meter. The conveyor design uses a chain system which is attached to conveyor blades that can work continuously.

Keywords: garbage, conveyors, drains

Abstrak: Sampah merupakan limbah buangan yang dihasilkan oleh manusia dan alam. Keberadaan sampah menjadi masalah bagi semua orang, karena dapat menyebabkan masalah serius pada lingkungan akibat dari penumpukan sampah yang terjadi dari waktu ke waktu. Penelitian ini bertujuan untuk merancang alat yang dapat melakukan tugas pengangkutan dan pemindahan sampah terkhusus pada daerah saluran air. Perancangan diawali dengan pengumpulan data, pembuatan konsep rancangan, perhitungan serta analisis untuk mengetahui tegangan pada poros serta pembuatan gambar rancangan dari alat dengan software autodesk autocad 2022. Hasil rancangan ini menggunakan konveyor rantai dengan kecepatan 0,25 m/s, chain Tsubaki RS 40-3 Single Strand, motor AC Houle Gear Production Motor dan bantalan misumi. Konveyor pengangkat sampah ini akan ditempatkan daerah saluran air dengan lebar 1 m dan kedalam 1 meter. Rancangan konveyor memakai sistem rantai yang dipasangkan bilah-bilah pengangkut yang dapat bekerja secara kontinyu.

Kata kunci: sampah, konveyor, saluran air

I. PENDAHULUAN

Sampah merupakan limbah buangan yang dihasilkan oleh manusia dan alam. Keberadaan sampah menjadi masalah bagi semua orang, karena dapat menyebabkan masalah serius pada lingkungan akibat dari penumpukan sampah yang terjadi dari waktu ke waktu. Kementerian Lingkungan Hidup dan Kehutanan (KLHK) menyebutkan bahwa Indonesia menghasilkan banyak sampah setiap harinya. Total sampah yang dihasilkan di Indonesia adalah 175.000 ton/hari. Penanganan sampah hanya 69% dari total jumlah sampah yang ada, 31% sisa nya masih menjadi problem yang harus diselesaikan [1].

Salah satu titik yang menjadi tempat penumpukan sampah adalah daerah saluran air. Dampak yang ditimbulkan apabila penumpukan sampah ini terjadi pada saluran air adalah terjadinya penurunan kualitas air yang ditandai dengan berubahnya pH, warna serta karakteristik dari air [2]. Penumpukan sampah ini terjadi karena kurangnya kesadaran dalam menjaga lingkungan, masyarakat lebih cenderung membuang sampah mereka secara sembarangan yang kemudian menyebabkan pencemaran dan penyumbatan pada saluran air, sehingga jika hal ini terus dibiarkan dapat menjadi masalah serius yang kemudian dapat mendatangkan bencana. Salah satu bencana yang acap kali terjadi adalah bencana banjir [3].

Selama ini, pengangkutan sampah pada saluran air kebanyakan dilakukan secara manual menggunakan tenaga manusia. Petugas kebersihan harus turun langsung untuk mengambil dan mengangkut sampah yang menumpuk dan menyumbat saluran air. Cara ini kurang efektif karena dalam pelaksanaannya membutuhkan banyak sumber daya manusia (operator), sehingga diperlukan

metode baru yang lebih efektif yang dapat meminimalkan jumlah operator [4]. Pada penelitian [5], dikembangkan konsep alat pemindahan sampah menggunakan *conveyor mesh*, namun ide tersebut masih terus dikembangkan jika ingin diterapkan di daerah saluran air yang memiliki rentang lebar 1 meter dengan rentang kedalaman maksimal 1 meter. Ada banyak cara dalam merancang alat angkut sampah pada saluran air. Beberapa ide pada penelitian sebelumnya mengembangkan konveyor dengan menggunakan gerobak sebagai tempat penampungan dan sistem cakar untuk mengeruk sampah yang dapat dikontrol secara otomatis dengan menggunakan perangkat lunak. Kemudian ide alat pengangkut sampah dengan menggunakan tenaga air juga sudah dan sedang dikembangkan pada penelitian [6]–[8]

Berdasarkan penelitian sebelumnya, perancangan pada kajian ini akan lebih menyesuaikan pada kebutuhan, yaitu melakukan pengangkutan sampah pada pintu disaluran air yang memiliki lebar antara 1 meter dengan kedalaman maksimal 1 meter, maka dari itu dipilih konveyor dengan tipe rantai agar dapat beroperasi secara efektif dan efisien pada saluran air tersebut [9].

II. METODE PENELITIAN

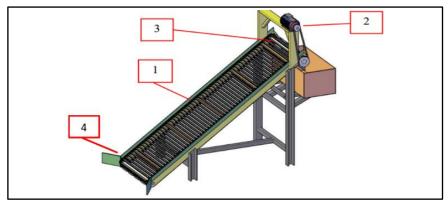
a. Alat dan Bahan

Beberapa alat dan perlengkapan yang digunakan untuk membangun Konveyor Untuk Angkut Sampah pada Saluran Air Kapasitas 6 Ton/Jam diantara adalah perangkat laptop, *welding machine*, gerinda, *drilling machine*, *tool set*, *lathe*, dst. Sedangkan beberapa bahan atau material yang digunakan untuk membuat Konveyor Untuk Angkut Sampah pada Saluran Air Kapasitas 6 Ton/Jam antara lain material rantai motor, sproket, bantalan bearing, baut, mur, elektroda, *mild steel* dan motor AC.

b. Metode Analisa Data Rancangan

Metode analisa yang digunakan dalam perancangan konveyor untuk angkut sampah pada saluran air kapasitas 6 ton/jam meliputi:

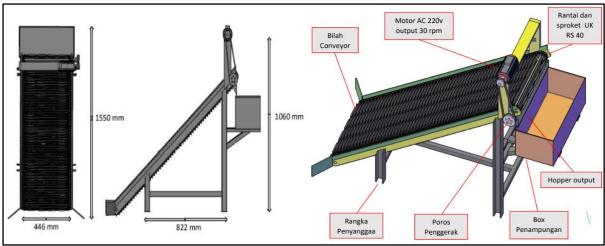
- 1. Perhitungan kapasitas pemindahan dan rantai sprocket konveyor,
- 2. Penentuan daya motor,
- 3. Kontrol geometri poros,
- 4. Pemilihan bantalan.



Gambar 1. Penunjukan Bagian yang dihitung dan dikontrol

c. Tahap Perancangan

Proses perancangan pada kajian ini memiliki tiga tahapan, yaitu pada tahapan awal adalah tahap mengumpulkan data dan membuat konsep desain dari konveyor. Desain konveyor digambar dengan menggunakan perangkat lunak *autodesk autocad 2022*. Perancangan konveyor memiliki dimensi 1550mm x 446mm x 1060mm. Untuk lebih detailnya desain konveyor dapat dilihat pada gambar 2.



Gambar 2. Rancangan dan bagian-bagian komponen konveyor

Tahapan kedua adalah tahap kerja lapangan dimana perancangan konveyor dengan dimensi 1550mm x 446mm x 106mm dengan bantalan dan poros berdiameter 20 mm, dilengkapi 4 sproket berukuran 15T, bilah pengangkut sebanyak 122 buah dengan penghubung rantai. Pemasangan bilah pengangkut pada rantai konveyor bertujuan agar sampah dapat terangkut dan didistribusikan ke box penampungan sampah. Tahapan ketiga adalah tahap uji coba. Pada tahap ini, rancangan konveyor yang telah selesai dibuat akan dilakukan proses uji coba guna melihat kinerja dari konveyor. Konveyor diaplikasikan secara langsung dengan dipasangkan pada pintu air yang terdapat di saluran air.

III. HASIL DAN PEMBAHASAN

A. Perhitungan Kapasitas Pemindahan

Massa jenis air $= 1 \text{ Kg/dm}^3$ q (kapasitas) = $= 167 \text{ cm}^3$ Volume bilah/ bentuk prisma L/vBeban angkut bilah (W_b) = 0.17 kg3600.0,17 Jumlah bilah conveyor = 1220,025/0.25 = 6120 kg/jamJumlah bilah conveyor terisi = 58= 6 ton/jamJarak antar bilah (L) = 25 mmKecepatan (v) = 0.25 m/s

Berat beban angkut total (M_s) $= (58 \times 0.17 \text{ kg}) = 9.7 \text{ kg}$

B. Berat Bilah

Berat Bilah conveyor (G_b) = 0.25 kg

Berat Total Bilah conveyor (M_b) = jumlah bilah x berat bilah $= 122 \times 0.20 = 24.4 \text{ kg}$

C. Pemilihan Rantai dan Sproket

= Gaya tarik rantai (N) F_t

 K_A = Nilai faktor layanan untuk penggerak roda gigi (menurut DIN 3990-1) Tabel 3-5 Rolof Matek [10]

= Massa rantai/m (tabel 17-1 Rolof Matek) q

1t = Panjang rantai (m) F_{Z} = Gaya sentrifugal (N)

 $= mp \cdot np \cdot 2 = 0.09 \text{ kg} \cdot 122 \cdot 2 = 21.96 \text{ kg}$ mr

Fs $= (mr + M_b).g$

 $= (21,96 + 24,4) \cdot 10 \text{m/s}^2 = 463,6 \text{ kgm/s}^2 = 463,6 \text{ N}$

 $= (Ms + (G_b . 9) . sin 45)$ F_t

 $= (9.7 \text{kg} + (0.25 \text{kg}.9)) \cdot \text{Sin}45 = 8.44 \text{kN} = 8440 \text{ N}$

 $\begin{array}{lll} F_S & = Gaya \ Berat \ rantai \ (N) \\ F_{ges} & = Gaya \ total \ (N) \\ mr & = massa \ total \ rantai/m \\ mp & = 0.09 \ (berat \ per \ pitch \)kg \\ np & = 122 \ (jumlah \ bilah \) \end{array}$

d (diameter sproket) = 67 mmL (jarak Antar Poros) = 1425 mm

Kl (keliling Sproket) = π . d = 3.14. 67 = 210.38 mm

Pitch = 14,4 mmm (berat per pitch) = 0,09 kg

Panjang Rantai (l_t) = Keliling sproket + (2 x L)

 $= 210,38 + (2 \times 1425) = 3060,38 \text{ mm}$

Jumlah Bilah rantai = 122 buah

Mr (Berat Total Rantai) = Jumlah Bilah x m x jumlah rangkaian rantai

 $= 122 \times 0.09 \times 2 = 21.96 \text{ kg}$

Ms (Berat Sproket) = 0.33 kg

Rantai yang dipilih:

Tsubaki, RS 40-3 Single Strand (memenuhi terhadap beban maksimum yang diijinkan)

TSUBAKI Chain Number	Number of Strands		Dimensions L ₁	Dimensions L ₂	Offset Pin Length			ANSI Standard Min. Tensile Strength kN{kgf}	Tsubaki Minimum Tensile Strength kN{kgf}	Tsubaki Average Tensile Strength kN{kgf}	Maximum Allowable Load kN{kgf}	Approximate Mass kg/m
RS40-1	1	18.2	8.25	9.95	18.2			15.2 {1550}	17.7 {1800}	19.1 {1950}	3.63 {370}	0.64
RS40-2	2	32.6	15.45	17.15	33.5			30.4 {3100}	35.3 {3600}	38.2 {3900}	6.18 (630)	1.27
RS40-3	3	46.8	22.65	24.15	47.9	111		45.6 {4650}	53.0 {5400}	57.4 (5850)	9.12 (930)	1.90
RS40-4	4	61.2	29.9	31.3	62.3	14.4	Hiveting	-	70.6 {7200}	76.5 {7800}	12.0 {1220}	2.53
RS40-5	5	75.7	37.1	38.6	76.8			=	88.3 {9000}	95.6 {9750}	14.1 {1440}	3.16
RS40-6	6	90.1	44.3	45.8	91.2			-	106 {10800}	115 {11700}	16.7 {1700}	3.79
Single strand 9 43.97 9 5 6 7 6 7 7 7 7 7 7 7 7 7 7 7 7 7 7 7 7												
12.70 12.70												

Gambar 3. Pemilihan standar rantai

Pemilihan Sproket:

Tsubaki, RS 40 Type 1B 15T

	Z	Pitch								1C type							2B type							2C t	type			1A type			'nN
Teeth	mba	0 20	Dar.	Bore I	iameter d)	н	ub	Арргох.	Mate	Bore D	iameter	Н	ub	Арргох.	Mai	Bore D	iameter	H	ub	Арргах.	Mat	Bore D		H	ub	Approx.	Mat	Pilot	Approx.	Mat	mber
	of	Dircular neter ⊅r)	Diameter	Plot Bore Damete	Waximun	Daneler (DH)	Length (L)	Mass (kg)	erial	Plot Bore Dameter	Vaxinun	Diameter (DH)	Length (L)	Mass (kg)	Material	Plict Bore Diameter	Vaxinum	Dianeter (DH)	Length (L)	Mass (kg)	laterial	Plict Bore Daneter	Vaximum	Diameter (DH)	Length (L)	Mass (kg)	Material	t Bore meter	Mass (kg)	Material	rof
-	9	37.13	43	9.5	15	28	22	0.10	*																						9
10	0	41.10	47	9.5	16.5	32	22	0.13	*																						10
1	1	45.08	51	9.5	20	37	22	0.17	**																						11
- 13	2	49.07	55	9.5	22	40	22	0.21	*							9.5	18	32	35	0.29								16	0.08		12
- 13	3	53.07	59	9.5	20	37	22	0.22								12.7	20	37	35	0.36								16	0.10		13
-	4	57.07	42	0.5	24	12	22	0.20								12.7	24	42	35	0.44		l						16	0.12	1	14
1.	5	61.08	67	9.5	28.5	46	22	0.33								12.7	29	46	35	0.53								16	0.14		15
10	6	65.10	71	12.7	30	50	22	0.37	_							12.7	30	50	35	0.62	P							16	0.16		16
- 13	7	69.12	76	12.7	32	54	22	0.44								12.7	32	54	35	0.71	90							16	0.18		17

Gambar 4. Pemilihan Standar Sproket

D. Perhitungan Daya dan Pemilihan Motor

 F_{ges} (gaya total) = 8,9 kN v (kecepatan) = 0,25 m/s

Daya yang dibutuhkan (p) = $(F_{ges} \cdot \sin 45 \cdot v) = (8,9 \cdot \sin 45 \cdot 0,25) = 1,57 \text{ kW} = 2,1 \text{ HP}$

Efisiensi = $p \times 1,2 = 1,57 \times 1,2 = 1,88$

N = Jumlah putaran per menit, putaran standart maksimal sebelum

masuk gearbox sebesar 1300 rpm dan putaran yg diinginkan sebesar

30 rpm

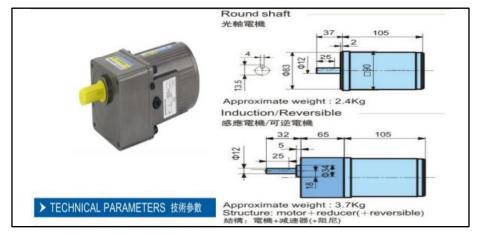
Torsi = (5252 x p) / N

 $= (5252 \times 2.1 \text{ HP}) / 1300 \text{ rpm} = 8.48 \text{ Nm}$

Dari perhitungan diatas, Torsi yang di dapat yaitu sebesar 8,48Nm maka standar motor yang dipilih sesuai dengan kebutuhan conveyor dapat dilihat pada katalog *Houle Gear Production Motor Type 5IK40W-C1-A1* dibawah ini.

Pemilihan Motor (Houle):

Houle Gear Production Motor Type 5IK40W-C1-A1



Model 電機型號			Specs 規格					Rate powe 功毒 W	er	Rat volta 電	nge W		quen 順率 Hz		Rat cum 電 a	ent 雅	ton起動	rting que h轉知 N.m		Rat torc 額定 mN	ue 轉矩	額額	tate pee 定轉 r/min	d 速	時間	ne 定額 in		Capacitor 電容 µF/VAC		
-	0W-C1-A1		Т	Indi		n m								50	T	0.7		_	35	T	29			1300		Con	tinue		10/2	50
5RK	40W-C1-A1		T		Reve	rsibl	е	7	40		(單			50	Ī	0.7	9	3	00	Ī	29	95		1300		Con	tinue		12/2	50
5RK40W-C1-GU 5IK40W-C2-A1		t	可逆電機 Induction motor				1		+	1PH2 (單相			60 50	1	0.71		235 2		25	95	1500		Continue				3/450			
5IK40W-C2-GU 5RK40W-C2-A1			感應電機 Reversible 可逆電機				+	40				50		+	0.39 0.49 0.45		180 300		295 1		1500		連續 Continue 連續			3/450				
5IK4	5RK40W-C2-GU 5IK40W-S2-A1 5IK40W-S2-GU						+	40	1	3PH22 (三相)			60 50	+	0.3	88	250 650 540		+	295 130		1500 1300 1500	Continue							
5IK4	5IK40W-S3-A1 5IK40W-S3-GU						+	40		3PH (三:	380		50	#	0.22 650 0.19 540		50	#	29	95		1300		Continue 連續						
				Tw	0-S	tag	ed	二级	傳動			Т	hre	e-s 級傳	ag 動	ed		Foi	ur-s	stag	ged	四級	傳動		Fiv	/e-s	stag	ged	五級	傳動
	Ratio 减速比	3	3.6	5	6	7.5	9	10	12.5	15	18	20	25	30	36	40	50	60	75	90	100	120	150	180	200	250	300	400	500	600
	Speed 速 r/min	500	416	300	250	200	166	150	120	100	83	75	60	50	41	37	30	25	20	16	15	12.5	10	8.3	7.5	6	5	3.75	3	2.5
	Allowable torque 容許轉矩 N.m	0.77	0.92	1.30	1.50	1.90	2.31	2.50	3.20	3.80	4.56	5.06	5.70	6.90	9.31	9.5	11.9	4.4	18.7	20.0	20.0	20.0	20.0	20.0	20.0	20.0	20.0	20.0	20.0	20.0
40W	Max torque 最大轉矩 N.m	0.84	1.01	1.43	1.65	2.09	2.54	2.75	3.52	4.18	5.01	5.56	6.27	7.59	10.2	10.	13.0	5.8	20.5	22.0	22.0	22.0	22.0	22.0	22.0	22.0	22.0	22.0	22.0	22.0

Gambar 5. Pemilihan standar motor

E. Kontrol Geometri Poros

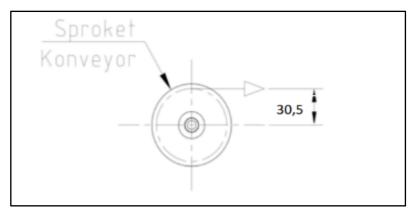
,	DBB	poros untuk Momen Bengkok	F_t	$=F_{tot}$ / 4
	d	= Diameter		= 817,8 / 4
	F_{tot}	= Gaya berat total		= 204,45 N
	σ_{gab}	= Tegangan gabungan	$\sigma_{ m gab}$	$=\frac{Mb}{}$
	$ au ar{b}$	= Tegangan bengkok	Ogab	WB Ft.240
	d	= 25 mm (asumsi, hub sproket)		$=\frac{16.240}{\pi .d^3}$
	F_{tot}	$= F_{bilah} + F_{sampah} + F_{sproket} + F_{rantai}$		32 204,45 .240 .32
		= 244 N + 97 N + (3,3.4) N + 46		$=\frac{204,43.240.32}{\pi.25^3}$
		= 817,8 N		_ N
				$=32\frac{1}{mm^{2}}$



Gambar 6. DBB Poros untuk momen bengkok

• DBB Poros untuk momen puntir

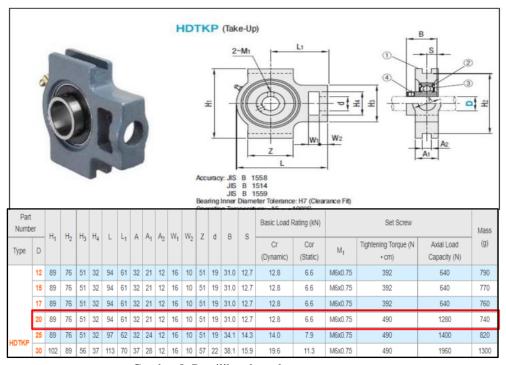
DDD	Poros untuk momen puntir		
\mathbf{F}_{t}	= Gaya rantai	F	$= F_t \cdot K_A \cdot 2F_{so}$
F_{so}	= Gaya kendur rantai	± W	
$F_{\rm w}$	= Gaya berat		= 6,36 . 1 . (2 . 187,4)
τρ	= Tegangan Puntir		= 2383,7 N
q	= Massa rantai/m	τρ	$=\frac{Mp}{Wp}$
lt	= Panjang Rantai	•	-
Ψ	= Elevasi		$=\frac{Fw \cdot r}{\pi \cdot d^3}$
Fs'	= Dari tabel rantai tsubaki		16
F_{so}	$= g \cdot lt \cdot (s' \cdot \sin \psi)$		$=\frac{2383,7.30,5.16}{}$
	$= 1,90 . 10 . 3060 (4,56 . \sin 45)$		π . 25^3
	= 187, 4 N		$=23,70\frac{N}{mm^2}$
F_t	$=\frac{P1}{}$	σ_{iz}	$= \frac{Re}{Sf} = \frac{240}{2} = 120 \frac{N}{mm^2}$
- :	$=\frac{1}{v}$	O _{1Z}	$-Sf$ 2 -120 mm^2
	$=\frac{P1}{P}$	σ_{gab}	$=\sqrt{\sigma b^2+3. \tau \rho^2}$
	$\stackrel{-}{d}$. π . n 3,68	Ogab	•
	$=\frac{3,00}{61,1.\pi.30}$		$=\sqrt{32^2+3\cdot 23,70^2}$
	= 6.36 N		$=52,04\frac{N}{mm^2}$
	- 0,50 11		$-32,04$ mm^2



Gambar 7. DBB Poros untuk momen puntir

F. Pemilihan Bantalan

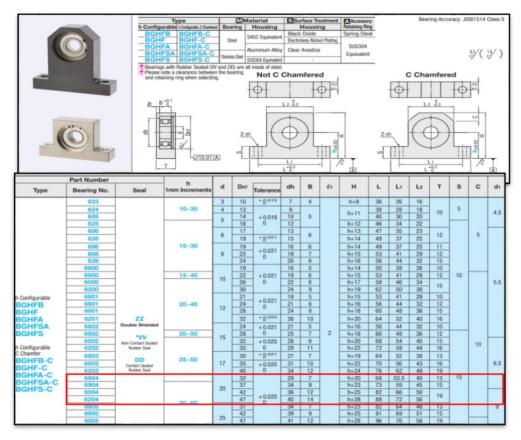
Bantalan Untuk Pengencangan Bantalan untuk pengencangan Menggunakan type HDTKP D20, misumi dengan diameter poros 20 mm. Type bantalan yang dipilih dapat dilihat pada gambar 8 berikut.



Gambar 8. Pemilihan bantalan pengencangan

• Bantalan Tetap

Pada bantalan Tetap, dipilih *type BGHFS-C 6204* dengan diameter poros 20 mm, yang terbuat dari bahan stainless steel sehingga dapat bertahan dari korosi. Tipe bantalan yang dipilih dapat dilihat pada gambar 9 berikut.



Gambar 9. Pemilihan bantalan tetap

IV. KESIMPULAN

Dari analisa hasil perancangan, dapat disimpulkan bahwa:

- a. Rancangan konveyor untuk angkut sampah pada saluran air menggunakan material *mild steel* dengan dimensi 1550mm x 446mm x 106 mm.
- b. Dari perhitungan untuk kebutuhan daya motor, untuk menggerakkan konveyor dengan torsi sebesar 8,48 Nm dibutuhkan daya motor sebesar 1,57 kW.
- c. Dari hasil perhitungan, rancangan konveyor untuk angkut sampah pada saluran air mampu mengangkut dan memindahkan sampah dari saluran air menuju box penampungan dengan kapasitas sebesar 6120kg/jam.
- d. Dari hasil perhitungan kontrol geometri poros terhadap momen puntir konveyor, didapat tegangan total yang terjadi sebesar 52,04 N/mm². Berdasarkan perhitungan tersebut, perancangan konveyor untuk angkut sampah pada saluran air dinyatakan aman karena memiliki nilai tegangan total yang masih jauh dibawah nilai tegangan yang diizinakan, yaitu sebesar 120 N/mm².

DAFTAR PUSTAKA

- [1] A. Nugraha, S. H. Sutjahjo, and A. A. Amin, "ANALISIS PERSEPSI DAN PARTISIPASI MASYARAKAT TERHADAP PENGELOLAAN SAMPAH RUMAH TANGGA DI JAKARTA SELATAN," *Jurnal Pengelolaan Sumberdaya Alam dan Lingkungan (Journal of Natural Resources and Environmental Management)*, vol. 8, no. 1, pp. 7–14, Apr. 2018, doi: 10.29244/jpsl.8.1.7-14.
- [2] C. Harsito, A. Xaverius, S. D. Prasetyo, P. Wulansari, and J. A. Pradana, "Conveyor Pengangkut Sampah Otomatis dengan Load Cell dan Flow Sensor," *JOURNAL OF*

- *MECHANICAL ENGINEERING MANUFACTURES MATERIALS AND ENERGY*, vol. 5, no. 1, pp. 18–33, May 2021, doi: 10.31289/jmemme.v5i1.4177.
- [3] A. Y. A. Syahrir Arief, "RANCANG BANGUN ALAT PEMBERSIH SAMPAH PADA SUNGAI," in *Proceeding Seminar Nasional Tahunan Teknik Mesin XI (SNTTM XI) & Thermofluid IV Universitas Gadjah Mada*, Oct. 2012.
- [4] F. A. K. Riky Adhiharto, "PERANCANGAN KONTRUKSI TRASH BUCKET CONVEYOR (TBC) SEBAGAI MEKANISME PEMBERSIH SAMPAH DI SUNGAI)," researchgate, Aug. 2018.
- [5] A. I. Komara *et al.*, "Perancangan Alat Pengangkut Sampah pada Saluran Air secara Kontinyu," *Jurnal Teknologi dan Rekayasa Manufaktur JTRM* |, vol. 1, no. 2, 2019.
- [6] S. M, A. Haslinah, S. Ma'ruf, and H. Gunawan, "RANCANG BANGUN PROTOTYPE ALAT PENGANGKUT SAMPAH OTOMATIS PADA SALURAN AIR," *ILTEK: Jurnal Teknologi*, vol. 17, no. 01, pp. 32–36, Apr. 2022, doi: 10.47398/iltek.v17i01.66.
- [7] S. M. Prabhu, M. K. Irshad, M. Rahman, and M. Shahil, "Design and Fabrication of River Cleaning Machine," *International Research Journal of Engineering and Technology*, vol. 225, 2008, [Online]. Available: www.irjet.net
- [8] R. Y. F. Riky Adhiharto, "PERANCANGAN SISTEM KONVEYOR PEMBERSIH SAMPAH PADA SALURAN AIR DENGAN MENGGUNAKAN TENAGA AIR," *TEDC*, vol. 15, no. 1, Jan. 2021.
- [9] J. M. Afiff, T. Sukarnoto, and M. Siebert, "Perancangan Konveyor Pengangkat Sampah dari Dasar Sungai," vol. 5, no. 3, 2021.
- [10] H. Wittel, D. Muhs, D. Jannasch, and J. Voßiek, "Schraubrad- und Schneckengetriebe," in *Roloff/Matek Maschinenelemente*, Vieweg+Teubner Verlag, 2011, pp. 773–791. doi: 10.1007/978-3-8348-8279-0 23.