

SVEUČILIŠTE U ZAGREBU
FAKULTET STROJARSTVA I BRODOGRADNJE

ZAVRŠNI RAD

Matija Batan

Zagreb, 2013.

SVEUČILIŠTE U ZAGREBU
FAKULTET STROJARSTVA I BRODOGRADNJE

ZAVRŠNI RAD

Mentor:

Prof. dr. sc. Neven Pavković, dipl. ing.

Student:

Matija Batan

Zagreb, 2013.

Izjavljujem da sam ovaj rad izradio samostalno koristeći stečena znanja tijekom studija i navedenu literaturu.

Zahvaljujem se svom mentoru dr.sc. Nevenu Pavkoviću na svim komentarima i savjetima koji su bile od velike važnosti tijekom pisanja ovog rada.

Posebno bih se zahvalio svojoj djevojci Maji koja je vjerovala u mene u trenucima kada ni ja nisam.

Matija Batan



SVEUČILIŠTE U ZAGREBU
FAKULTET STROJARSTVA I BRODOGRADNJE



Središnje povjerenstvo za završne i diplomske ispite

Povjerenstvo za završne ispite studija strojarstva za smjerove:
procesno-energetski, konstrukcijski, brodostrojarski i inženjersko modeliranje i računalne simulacije

Sveučilište u Zagrebu Fakultet strojarstva i brodogradnje	
Datum	Prilog
Klasa:	
Ur.broj:	

ZAVRŠNI ZADATAK

Student:

Mat. br.:

Naslov rada na
hrvatskom jeziku:

Naslov rada na
engleskom jeziku:

Opis zadatka:

Zadatak zadan:

Rok predaje rada:

Predviđeni datumi obrane:

Zadatak zadao:

Predsjednik Povjerenstva:

Prof. dr. sc. Igor Balen

SADRŽAJ

SADRŽAJ	I
POPIS SLIKA	III
POPIS TABLICA.....	IV
POPIS TEHNIČKE DOKUMENTACIJE	V
POPIS OZNAKA	VI
SAŽETAK.....	VIII
SUMMARY	IX
1. UVOD	1
2. KORJENASTO I GOMOLJASTO POVRĆE.....	2
3. TRAKTOR	3
3.1. Karakteristike traktora.....	3
3.1.1. Kuka	3
3.1.2. Poteznica	4
3.1.3. Izlazno vratilo traktora	6
3.2. Traktor FENDT 309 VARIO	7
4. ANALIZA TRŽIŠTA	9
4.1. Messis SP 50 V	9
4.2. Messis SP 100	10
4.3. SIMON LAVS 140	11
4.4. Uniagroup WEGA 1400/1600	12
4.5. Renqiu Yu Qilin 4UZ-1	13
4.6. Holares UR 135/170/205	14
4.7. Agrodivo BULWA 2-2	15
4.8. Amity 2300	16
5. PATENTI.....	17
5.1. Patent broj EP0187164 A2.....	17
5.2. Patent broj EP0547885 B1	18
6. GENERIRANJE KONCEPTA UREĐAJA.....	19
6.1. Koncept 1	22
6.2. Koncept 2	23
6.3. Koncept 3	24
6.4. Vrednovanje koncepata.....	25
7. PRORAČUN	26
7.1. Proračun remenice i remena.....	26
7.2. Proračun kritičnih zavara	30
7.3. Proračun ležajeva	33
7.4. Proračun vratila	34
8. ZAKLJUČAK.....	35

LITERATURA.....	36
PRILOZI.....	37

POPIS SLIKA

Slika 1	Luk posađen u tri reda	2
Slika 2	Traktorska kuka.....	3
Slika 3	Komponente stražnje poteznice.....	4
Slika 4	Komponente stražnje poteznice vezane uz traktor	5
Slika 5	Zglobno vratilo (kardan)	6
Slika 6	Traktor FENDT 309 VARIO	7
Slika 7	Messim SP 50 V.....	9
Slika 8	Messim SP 100	10
Slika 9	LAVS 140.....	11
Slika 10	WEGA 1400/1600	12
Slika 11	WEGA 1400/1600 gumeni "prstii".....	12
Slika 12	4UZ-1	13
Slika 13	UR 135/170/205	14
Slika 14	BULWA 2-2	15
Slika 15	Amity 2300.....	16
Slika 16	Patent EP0187164 A2	17
Slika 17	Patent EP0547885 B1.....	18
Slika 18	Funkcijska struktura	19
Slika 19	Koncept 1	22
Slika 20	Koncept 2	23
Slika 21	Koncept 3	24
Slika 22	Uski klinasti remen SPB.....	26
Slika 23	Dimenzije remenica prema DIN 2211	26
Slika 24	Dimenzije i oblik manje (lijevo) i veće (desno) remenice	27
Slika 25	Suma sila na remenici.....	29
Slika 26	Opterećenje prvog zavara	30
Slika 27	Površina prvog zavara	30
Slika 28	Donji dio trotočja.....	31
Slika 29	Površina drugog zavara za smik (lijevo) i savijanje (desno).....	32

POPIS TABLICA

Tablica 1	Komponente i dimenzije stražnje poteznice.....	5
Tablica 2	Tehničke karakteristike traktora FENDT 309 VARIO	8
Tablica 3	Morfološka matrica	20
Tablica 4	Vrednovanje koncepta	25
Tablica 5	Veličine profila remenice SPB	27
Tablica 6	Dimenzije remenica.....	27

POPIS TEHNIČKE DOKUMENTACIJE

MB-2013-00 Vibrirajuća vadilica korjenastog i gomoljastog povrća

MB-2013-01 Nosiva konstrukcija

MB-2013-02 Pogonski sklop

MB-2013-03 Gonjeni sklop

MB-2013-04 Vratilo

MB-2013-05 Vratilo 2

POPIS OZNAKA

Oznaka	Jedinica	Opis
A_{zaor}	mm^2	Opis oznake
A_{zav}	mm^2	Površina zavara
b_w	mm	Aktivna širina remena
C_0	kN	Statička nosivost ležaja
C_1	kN	Statička nosivost izračunatog ležaja
F_A	N	Rezultantna sila u remenu
F_{kard}	N	Sila kojom kardan pritišće vratilo
f_n	-	Faktor broja okretaja
F_R	N	Vučna sila u remenu
F_{trot}	N	Sila koja djeluje na trotoče
i	-	Prijenosni omjer
I_{zav}	mm^4	Moment inercije zavara
L_a	mm	Aktivna duljina remena
L_h	h	Vijek trajanja ležaja
L_m	mm	Udaljenost na kojoj djeluje Q_{uk}
L_t	mm	Krak savijanja kod trospojne veze
l_{vr}	mm	Udaljenost na kojoj djeluje moment na vratilo
m_{kard}	kg	Masa kardana
M_{red}	Nmm	Reducirani moment
M_s	Nmm	Moment savijanja
M_{sav}	Nmm	Moment savijanja
m_{str}	kg	Masa pogonske i gonjene konstrukcije
m_{uk}	kg	Masa pogonske i gonjene konstrukcije i zemlje
m_z	kg	Masa zemlje
n	min^{-1}	Brzina vrtnje remenica
Q_{uk}	N	Sila na U profil
Q_z	N	Sila kojom zemlja djeluje na sito
T_{rem}	Nmm	Moment na gonjenoj remenici
v_r	m/s	Brzina remena
V_z	m^3	Volumen zemlje sa povrćem
y_{zav}	mm	Razmak od težišnice do najudaljenijeg zavara
β	°	Obuhvatni kut remena
γ	°	Kut nagiba vučnog i slobodnog oranka remena
ρ_z	kg/m^3	Gustoća zemlje
$\sigma_{dop,red}$	N/mm^2	Dopušteno reducirano naprezanje

$\sigma_{\text{dop,zav}}$	N/mm ²	Dopušteno naprezanje zavara
σ_{otp}	N/mm ²	Otpor tla pri zaoravanju
σ_{red}	N/mm ²	Reducirano naprezanje
σ_{zav}	N/mm ²	Naprezanje u zavaru
T_{zav}	N/mm ²	Tangencijalno naprezanje zavara

SAŽETAK

Tema mog završnog rada je "Vibrirajuća vadilica korjenastog i gomoljastog povrća". Tema je obrađena od ideje do tehničke dokumentacije. Točnije, završni rad sadrži analizu tržišta, potrebe kupaca, funkciju strukturu proizvoda, morfološku matricu proizvoda, moguća rješenja (koncepte) od kojih je vrednovanjem po pretpostavljenim najvažnijim karakteristikama za ovaj uređaj odabran najbolji koncept, koji je potom u potpunosti razrađen. Za razrađeni koncept izrađen je 3D model i tehnička dokumentacija u predviđenom opsegu.

Ključne riječi: Vibrirajuća vadilica povrća, traktor

SUMMARY

Theme of my final work is "Lifting device with shaker for vegetables in soil". Topic was researched from the idea to the technical documentation. Specifically, the final work contains analysis of market, customer needs, functional product structure, the morphological matrix of product, possible solutions (concepts) out of which has been evaluated by most important characteristics for this device has been selected the best concept, which was then completely worked out. For developed concept was created a 3D model and technical documentation in foreseen scope.

Key words: Lifting device vegetables, tractor

1. UVOD

Snaga i rad su poznati čovjeku još od davnina. Prije nego što je čovjek kao znanstvenik pristupio proučavanju elemenata za iskoristivost, postojala je potreba za iskoristivom snagom, a u početku samo ljudskom ili onom životinjskom. U mnogim plemenima i narodima civilizacija se počela razvijati od poljoprivrede. Čovjek je kao pojedinac svojim znanjem i mogućnostima težio ka olakšanju života i prehranjivanju obitelji. Kroz povijest se krenulo sa razvijanjem mehaničkih alata i oruđa kako bi čovjeku olakšale rad u polju. Kako smo se razvijali tako se razvijalo i dorađivalo mnogo strojeva koji su olakšavali čovjeku prehranjivanje obitelji i društva. Kroz godine su se pojavile mnoge želje za razvitkom alata i strojeva, a kako vrijeme prolazi potrebe ni u ovo moderno doba ne jenjavaju. Snaga tržišta, a i potrebe na ovom dijelu gospodarstva su se pokazale iznimno visoke i unosne. Ovaj rad stoga posvećujem takvim strojevima, konkretno stroju pod nazivom "Vibrirajuća vadilica korjenastog i gomoljastog povrća". U sklopu ovog završnog rada pokušao sam na najbolji mogući način razraditi temu i prikazati rješenje za potrebe običnog čovjeka. Uz analizu tržišta i potreba kupaca sam prikazao i idejne koncepte od kojih sam odabrao najbolji te ga detaljno razradio. Napravio sam i računalni 3D model te tehničku dokumentaciju. Vjerujem da ovakav stroj pomaže u svakodnevnim poslovima poljoprivrednika i u masovnoj proizvodnji povrća. Na koncu je i glavna zadaća ubrzati, olakšati i zadovoljiti proizvodnju i potrošnju.

2. KORJENASTO I GOMOLJASTO POVRĆE

U skupinu korjenastog i gomoljastog povrća spadaju krumpir, mrkva, luk, cikla, peršin, repa, celer, hren, batat itd. Prednosti tog povrća su mnogobrojne, od raznih minerala do vitamina, a koristi se u svrhu jačanja organizma, kao pomoć pri liječenju bolesti srca i krvožilnog sustava, reguliranju tlaka te naravno za spremanje raznih jela i pića. Ono što je nama bitno kod korjenastog i gomoljastog povrća za ovaj rad je način sadnje, odnosno dubina na koju se sadi i raspored i veličina redova sadnje. Bitna stavka kod sadnje je oprema koju posjedujemo te se prema tome može prilagoditi npr. broj redova sadnje.

Kod mrkve su najbrojniji kultivari tipa Nantes. Valjkastog su oblika, s tupim vrhom, promjera oko 3 cm i dužine 14-20 cm. Mrkva se sadi na svega 2 cm dubine. Razmak redova sadnje je 20-30 cm, a najčešće se sadi u pet redova. Luk se sije preciznom sijačicom, na 1,5 do 3 cm dubine u petoredne ili šestoredne trake s razmakom redova u traci od 25 do 30 cm. Cikla se sije na dubinu od 2 do 3 cm, uz razmak redova 30 do 60 cm. Celer se najčešće uzgaja iz presadnica, a u polju se sadnice stavlja u razmaku 50x20 ili 50x40 cm. Hren se sadi u tri reda s razmakom između redova 30 do 35 cm. Podaci su preuzeti iz [1].



Slika 1 Luk posađen u tri reda

3. TRAKTOR

Traktor je motorno vozilo konstruirano da vuče, potiskuje ili nosi razna oruđa, odnosno da služi za pogon takvih oruđa ili za vuču priključih vozila. Traktori su najzastupljeniji poljoprivredni strojevi te se na njih mogu priključiti različiti strojevi posebne namjene, kao što su plugovi, drljače, prikolice i slično. Postoji mnogo različitih vrsta traktora ovisno o namjeni i potrebi korisnika te se prema njima dijele u različite kategorije. Prema namjeni traktori se mogu podijeliti na poljske, voćarsko vinogradarske i šumarske. Mogu se podijeliti prema konstrukciji na dvoosovinske koji imaju pogon na stražnje kotače ili na sva četiri kotača te na jednoosovinske.

3.1. Karakteristike traktora

3.1.1. Kuka

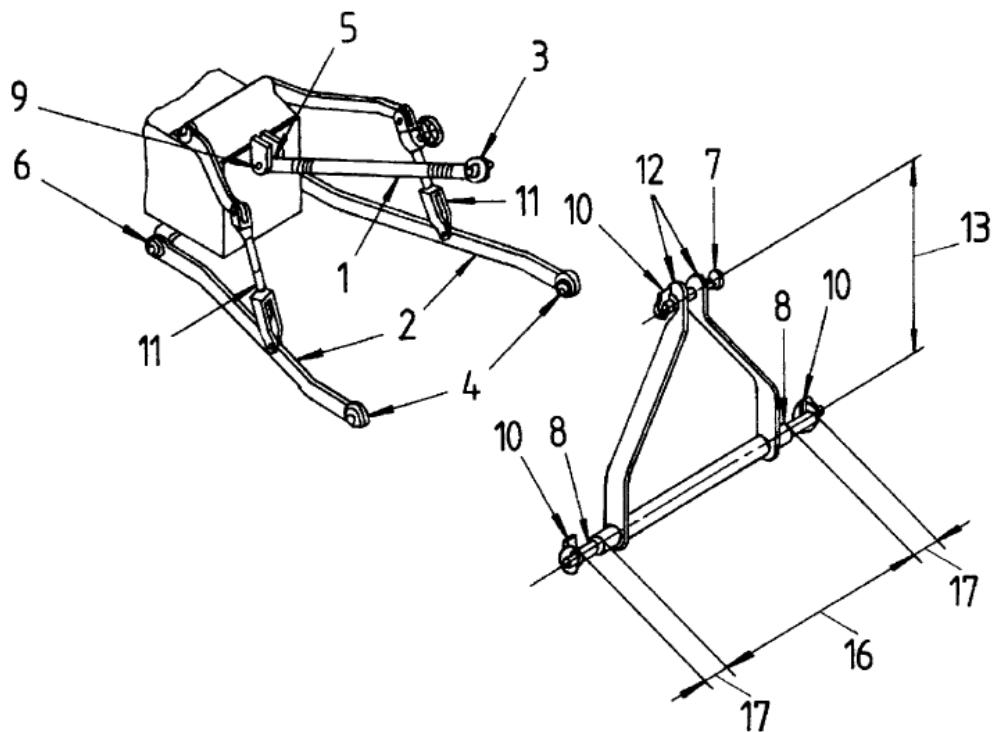
Obična kuka je najrasprostranjeniji i najjednostavniji način spajanja priključnih uređaja i prikolica na pogonsko vozilo. Prednost kuke je njezina jednostavnost i to što priključeni uređaj ne mora biti cijelo vrijeme u liniji pogonskog stroja, što je bitno kod dugačkih priključnih uređaja. Traktor može imati više od jedne kuke.



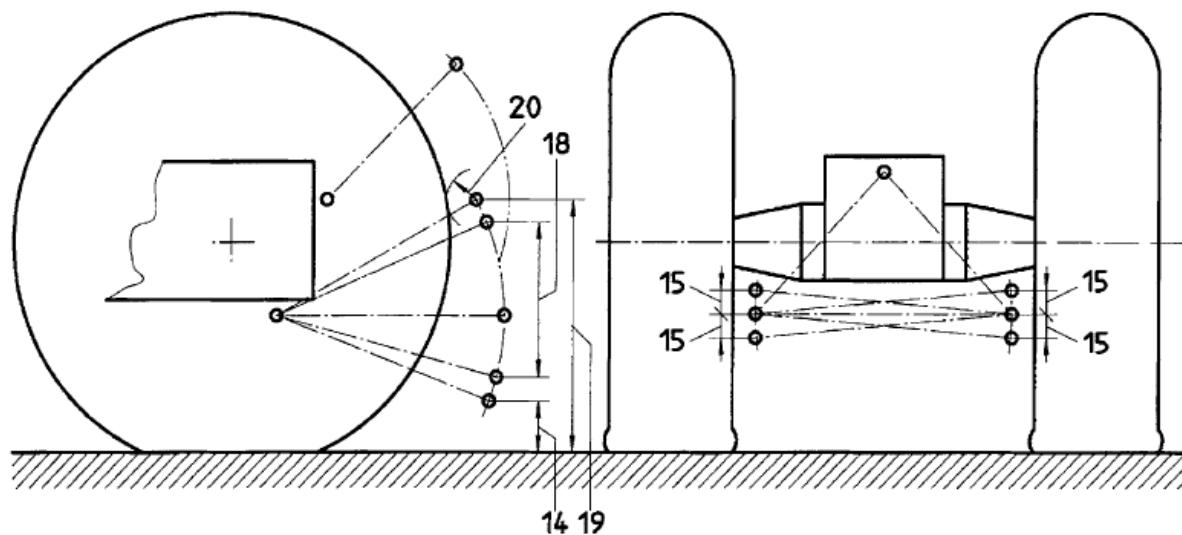
Slika 2 Traktorska kuka

3.1.2. Poteznica

Poteznica ili trotočje je standardizirani način priključka koji je fiksno vezan za vozilo te služi za priključivanje nošenih i polunošenih priključaka. Mnogo je funkcionalnija od obične kuke preko koje se spaja prikolica. Donje dvije točke predstavljaju spoj sa polugama koje su hidraulički pokretane. To omogućava podizanje priključka od podloge za vrijeme prijevoza ili njegovo potiskivanje u podlogu za vrijeme obavljanja rada. Gornja točka je na upornici koja služi za reguliranje kuta nagiba kako bi se postigao pravilan položaj samog radnog priključka. Stražnja poteznica je definirana normom ISO 730-1:1994. Sve više je u upotrebi i prednja poteznica koja funkcioniра na isti način a definirana je normom ISO 8759/2:1998.



Slika 3 Komponente stražnje poteznice



Slika 4 Komponente stražnje poteznice vezane uz traktor

Tablica 1 Komponente i dimenziije stražnje poteznice

1	Gornja veza (poteznica)	
2	Donja veza (donja poluga)	
3	Gornja pričvrsna točka	
4	Donja pričvrsna točka	
5	Veza poteznice i traktora	
6	Veza poluge i traktora	
7	Svornjak poteznice	
8	Svornjak poluge	
9	Veza poteznice i traktora	
10	Osigurač svornjaka	
11	Navojna vretena za regulaciju visine ruke	
12	Nosač	
13	Visina nosača	610±1.5 mm
14	Visina donjih pričvrsnih točaka	max 230 mm
15	Podešavanje donjih pričvrsnih točaka	min 100 mm
16	Razmak donjih upornih točaka	825±1.5 mm
17	Udaljenost prvrta osigurača	min 49 mm
18	Hod donjih pričvrsnih točaka	max 650 mm
19	Transportna visina	min 950 mm
20	Slobodni prostor između donjih pričvrsnih točaka i tla	min 100 mm

3.1.3. Izlazno vratilo traktora

Izlazno vratilo traktora uobičajeno se nalazi sa stražnje strane traktora ali sa sve širom ponudom dodatnih uređaja za traktor. Sve češća je pojava i izlaznog vratila sa prednje strane traktora. Za izlazno vratilo nam je bitan broj okretaja vratila, a ono je prema standardu 540, 1000 i 1300 okretaja u minuti i postiže se kod nazivnog broja okretaja radilice ili kod maksimalne snage motora. Prema standardu je određen smjer vrtnje izlaznog vratila, a ono je suprotno smjeru kazaljke na satu kada se gleda sa stražnje strane traktora. Također je određen i promjer izlaznog vratila kao i visina na kojoj se nalazi, a oni ovise o snazi traktora. Norme koje to sve točno propisuju su ISO 500-1:2004, ISO 500-2:2004 i ISO 500-3:2004.

S izlaznog vratila pa do samog priključka se snaga i moment prenose pomoću zglobnog vratila (kardana). Promjer i dužina samog kardana ovise o veličini samog uređaja koji se preko njega pogoni. Prethodno spomenute norme se također odnose i na kardan.



Slika 5 Zglobno vratilo (kardan)

3.2. Traktor FENDT 309 VARIO

Odabrani model 309 VARIO proizvođača FENDT odlikuje se niskom potrošnjom, jednostavnošću korištenja, optimalnom snagom i modernom tehnologijom te je zbog toga svega bio najprodavaniji traktor u Njemačkoj više godina zaredom.



Slika 6 Traktor FENDT 309 VARIO

Tablica 2 Tehničke karakteristike traktora FENDT 309 VARIO

	309 Vario	310 Vario	311 Vario	312 Vario
Engine				
Rated power (kW/hp) (ECE R24)	59 / 80	66 / 90	74 / 100	81 / 110
Max. power (kW/hp) (ECE R24)	70 / 95	77 / 105	84 / 115	92 / 125
Rated power (kW/hp) (EC 97/68) ¹⁰	69 / 94	73 / 99.5	84 / 114	91 / 124
Max. power (kW/hp) (EC 97/68)	73 / 99	80 / 109	88 / 119	95 / 129
No. of cylinders / cooling / aspiration		4 cylinders, four-valve technology / water / turbocharger, intercooler		
Injection / engine control / exhaust recirculation		common rail / EDC / AGReX		
Bore / stroke (mm) / displacement (cm ³)		101/126/4038		
Rated engine speed (rpm)	2100	2100	2100	2100
Speed at max. power (rpm)	1900	1900	1900	1900
Max. torque (Nm/rpm)	407/1450	445/1450	485/1450	515/1450
Torque rise (%)	40	44	35	32
Optim. fuel consumption (g/kWh)	207	206	206	206
Fuel tank (l)	210	210	210	210
Oil change interval (op. hrs.) ¹¹	500	500	500	500
Transmission and PTO				
Type of gearbox		stepless Vario transmission		
Speed range: (forward / reverse)		0.02 to 40 km/h / 0.02 to 25 km/h		
Max. speed (km/h)		40	40	40
Rear PTO (rpm)	Standard: optional:	540 / 1000 540 / 1000 / ground PTO (7.9 rev/driven metre)		40
Front PTO ¹²		540 or 1000		
Hydraulics				
Construction		constant flow system		
Hydraulic pump capacity (l/min)	78 (48+30)	78 (48+30)	78 (48+30)	78 (48+30)
Working pressure (bar)	200	200	200	200
Rear power lift control		EPC, lower link control, shock load stabilising		
Auxiliary valves max. (standard) incl. front controls		4 da ¹³ (2 da ¹⁴) valves / crossgate lever		
Max. lift capacity, rear power lift on the drawbar (daN/kp)	5280 / 5382	5280 / 5382	5280 / 5382	5280 / 5382
Max. lift capacity, front power lift (daN/kp)	2940 / 2997	2940 / 2997	2940 / 2997	2940 / 2997
Max. available hydraulic oil (l)	42	42	42	42
Brakes				
Rear brakes		wet, integrated ring piston brake		
Front brakes	Four wheel drive version: Rear wheel drive version:	4WD engagement drum brake ¹⁵	drum brake ¹⁵	
Weights and dimensions				
Unladen weight acc. to DIN 70020 (kg)	4130 (3800 ¹⁶)	4130 (3800 ¹⁶)	4190	4350
Perm. gross weight (kg)	8000 (6000 ¹⁶)	8000 (6000 ¹⁶)	8000	8000
Max. payload (kg)	3370 (2200 ¹⁶)	3370 (2200 ¹⁶)	3310	3150
Max. hitch load (kg)	2000	2000	2000	2000
Overall length (mm)	4150	4150	4150	4150
Overall width (mm)	2165	2275	2275	2385
Overall height (mm)	2755	2760	2760	2800
Max. Ground clearance (mm)	510	510	510	510
Wheelbase (mm)	2350	2350	2350	2350
Front track ¹⁷ (mm)	1685 (1580 ¹⁷)	1685 (1580 ¹⁷)	1685	1820
Rear track ¹⁷ (mm)	1660	1660	1660	1800
Min. turning radius (m) / with steering brake (m)	4.4 (4.1 ¹⁷)	4.4 (4.1 ¹⁷)	4.5	4.5
Electrical equipment				
Starter (kW)		3.0		
Battery		12V / 90Ah		
Alternator		2002 W / 14V / 150 A		
Cab				
Construction		integral, tiltable safety cell hinged front, side and rear windows, ventilation system with		
Climate control		blower in roof, hot water heating with 3-speed blower, air-conditioning ¹⁸		

¹⁰ = upon request, ¹¹ = rear wheel drive version, ¹² = with standard tyres, ¹³ = can also be operated as single-acting, ¹⁴ = is halved when using RME, ¹⁵ = definitive power specifications for registration

4. ANALIZA TRŽIŠTA

4.1. Messis SP 50 V

Ovaj model je namjenjen za vađenje - iskopavanje krumpira, luka i drugog gomoljastog povrća. Model je opremljen s vibrirajućim ralom i sitom, a povrće izbacuje sa stražnje strane. Posebno je pogodan za pjeskovite terene i iskopavanje mladog krumpira. Priklučak na traktor preko trospojne veze, centralno za male traktore (širina traga 70 do 120 cm) tj. zamknuto u desnu stranu za traktore standardne širine traga (od 120 do 160 cm). Diskovi na prednjem dijelu režu travu i listove te sprječavaju začepljenje prolaza krumpira kroz sita. Razmak između diskova je 54 cm. Potrebna snaga traktora je 15 KW.



Slika 7 Messis SP 50 V

4.2. Messis SP 100

Ovaj model istog proizvođača je također namjenjen za vađenje - iskopavanje krumpira, luka i drugog gomoljastog povrća. Model je opremljen sa fiksnim ralom i dva vibrirajuća sita te s bočnim izbacivanjem. Ono po čemu se bitno razlikuje od svog manjeg brata je to što omogućuje rad na teškim i nagnutim terenima. Priklučak na traktor preko trospojne veze, centralno za male traktore (širina traga 70 do 120 cm) tj. zamknuto u desnu stranu za traktore standardne širine traga (od 120 do 160 cm). Diskovi na prednjem dijelu režu travu i listove te sprječavaju začepljenje prolaza krumpira kroz sita. Razmak između diskova je 58 cm. Minimalna potrebna snaga traktora je 19 KW.



Slika 8 Messis SP 100

4.3. SIMON LAVS 140

Ovaj proizvod tvrtke Simon je vibrirajuća vadilica korjenastog i gomoljastog povrća kao što su mrkva, cikla, peršin, poriluk i slično. Predviđena je za vađenje kultura proizvedenih na gredicama na rahlim tlima. Uređaj se na traktor spaja preko klasične trospojne veze. Na uređaju se nalazi uređaj za vibriranje koji je spojen na šipke za protresanje, a snagu dobiva preko kardana spojenog na traktor. Također ima i gumene kotače za regulaciju dubine. Radna širina stroja je 120 cm, radna dubina 25 cm, a snaga potrebna za pogon radnog stroja je 36 KW.



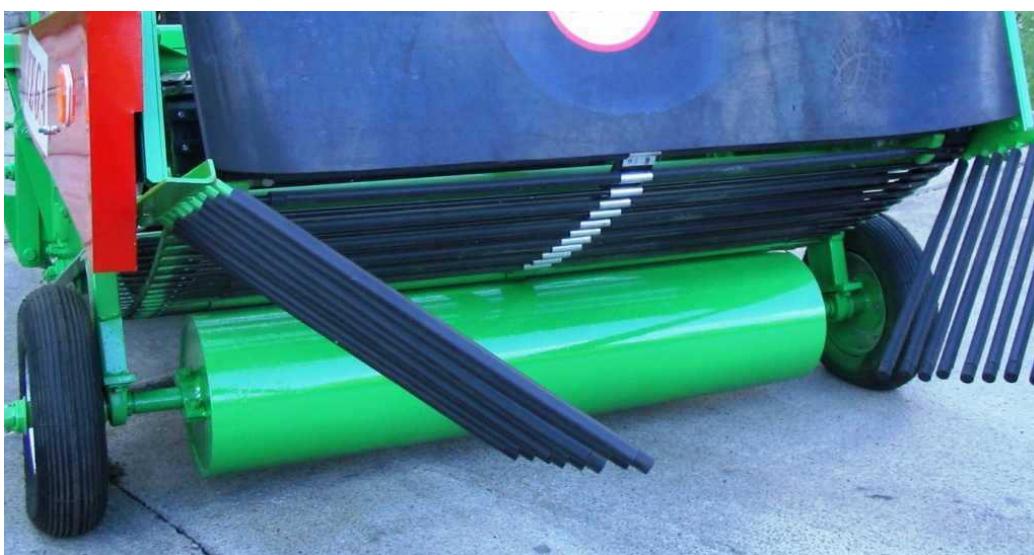
Slika 9 LAVS 140

4.4. Uniagroup WEGA 1400/1600

Ova dva modela (1400 i 1600) tvrtke Uniagrup služe za iskop krumpira, luka, cikle te sličnih gomoljastih proizvoda. Osnovna razlika je u širini, manji je širok 1400 mm, a veći 1600 mm. Posebnost ovog stroja je što se prednji nož može mijenjati ovisno o potrebama povrća koje se iskopava. Spajanje je klasično preko trotočja, a vibrirajući uređaj se pokreće preko kardana koji je spojen na izlazno vratilo traktora. Uredaj također ima dva rezna diska koja služe za rezanje trave, lišća i korijenja. Sa stražnje strane se nalaze gumeni "prsti" koji služe da bi se ublažio pad povrća i da ne dođe do njegovog oštećenja. Minimalna potrebna snaga traktora je 45 KW.



Slika 10 WEGA 1400/1600



Slika 11 WEGA 1400/1600 gumeni "prsti"

4.5. Renqiu Yu Qilin 4UZ-1

Model 4UZ-1 kineskog proizvođača Renqiu Yu Qilin je uređaj za iskop krumpira, luka, kikirikija te ostalog povrća. Glavne prednosti su mu visoka efikasnost, pouzdanost, jednostavnost korištenja te dugi vijek trajanja. Uređaj je namijenjen za iskop jednog reda sa razmakom redova između 55 do 80 cm, a dubina kopanja je 25 cm. Minimalna potrebna snaga stroja je 30 KW. Uređaj se na traktor spaja preko klasične trospojne veze, a pogoni preko kardana sa zadanom vrtnjom od 560 okretaja u minuti. Važno je napomenuti da je uređaj zaštićen dvama patentima.



Slika 12 4UZ-1

4.6. Holares UR 135/170/205

Uredaj tvrtke Holares koji služi za iskop luka dolazi u tri varijante, tj. sa tri različite radne širine. Najmanji stroj ima radnu širinu 135 cm, srednji 170 cm dok najveći ima 205 cm radne širine. Sva tri modela su stabilni i robusni uređaji. Uredaj radi tako da luk podiže pomoću kvadratnih šipki raspoređenih na valjku koji rotira. Iznad valjka se nalazi guma koja služi za odstranjivanje čim više zemlje s luka. Luk se preko konvejera transportira prema stražnjoj strani uređaja te potom pada na zemlju. Sva tri uređaja imaju valjak koji služi da se nakon vađenja luka zemlja odmah poravnava te se time i olakšava branje samog luka. Uređaji se spajaju na traktor preko trospojne veze a pogone preko kardana.



Slika 13 UR 135/170/205

4.7. Agrodivo BULWA 2-2

Ovaj uređaj tvrtke Agrodivo služi za vađenje krumpira i luka. Ima klasičan spoj u tri točke, a preko kardana se pogoni rešetkasti konvejer koji transportira povrće te se tako odvaja zemlja i nečistoće od ploda. Ima radnu širinu od 1500 mm, a minimalna potrebna snaga radnog stroja je 26 KW. Također ima dva rezna diska koja služe za rezanje trave i korijena.



Slika 14 BULWA 2-2

4.8. Amity 2300

Model 2300 tvrtke Amity je sofisticirani uredaj za branje i čišćenje šećerne repe. Uredaj je predviđen za branje 6 redova repe. Za svaki red je predviđen zasebni nož koji zaore zemlju te se tako repa podiže na stroj. Uredaj zatim čisti repu od nečistoća i tako očišćenu prebacuje u spremnik na samom uredaju ili preko konvejera na kamion. Uredaj se na traktor spaja preko obične kuke, pogoni preko kardana koji se vrti 1000 okretaja u minuti, a za rad su mu potrebni i hidraulički priključci s tlakom od 185 bara. Težina samog uredaja je 6,5 t, a kapacitet spremnika za repu je 3 t. Minimalna potrebna snaga traktora je 125 KW.



Slika 15 Amity 2300

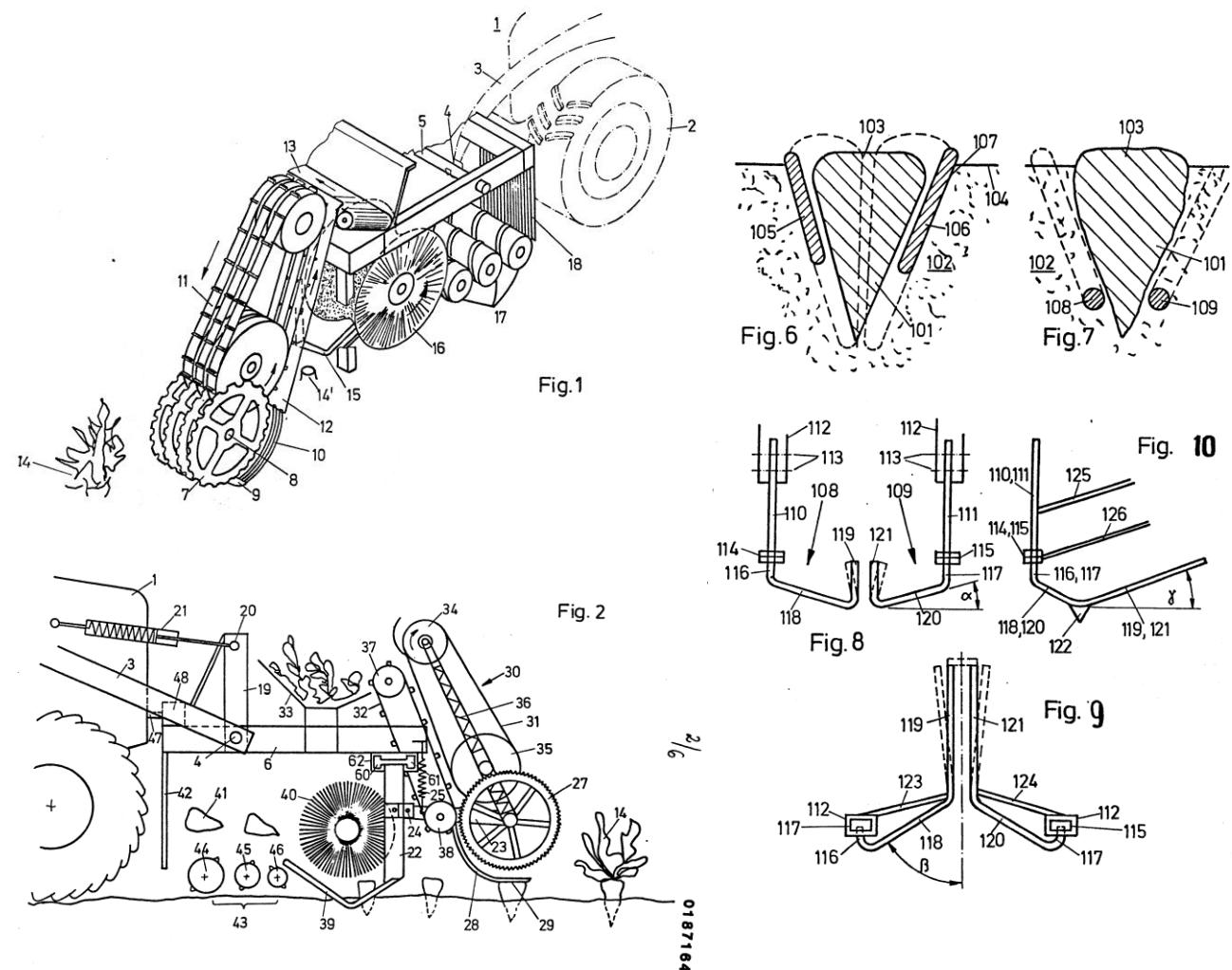
5. PATENTI

Većina patenata koje sam pronašao imaju sličan način rada i rijetko koji je novijeg datuma. Sljedeća dva patenta prikazuju najčešća rješenja kakva i danas koriste strojevi tog tipa.

5.1. Patent broj EP0187164 A2

Izumitelj: Konrad Hendlmeier

Datum objave patenta: 16.6.1986.



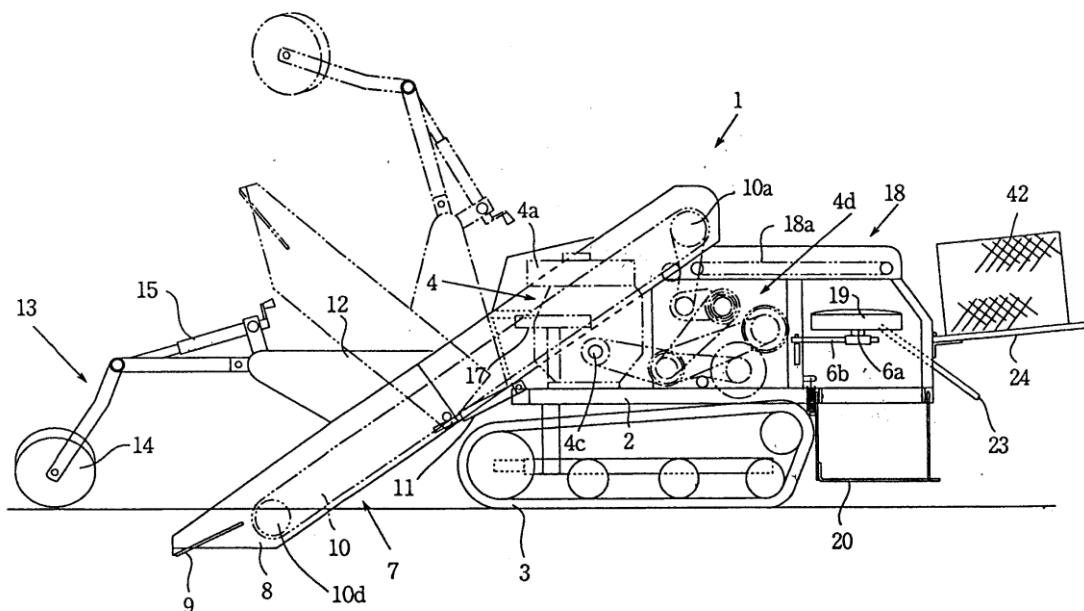
Slika 16 Patent EP0187164 A2

5.2. Patent broj EP0547885 B1

Izumitelj: Akihiko Kahehi

Datum objave tatenta: 7.5.1997.

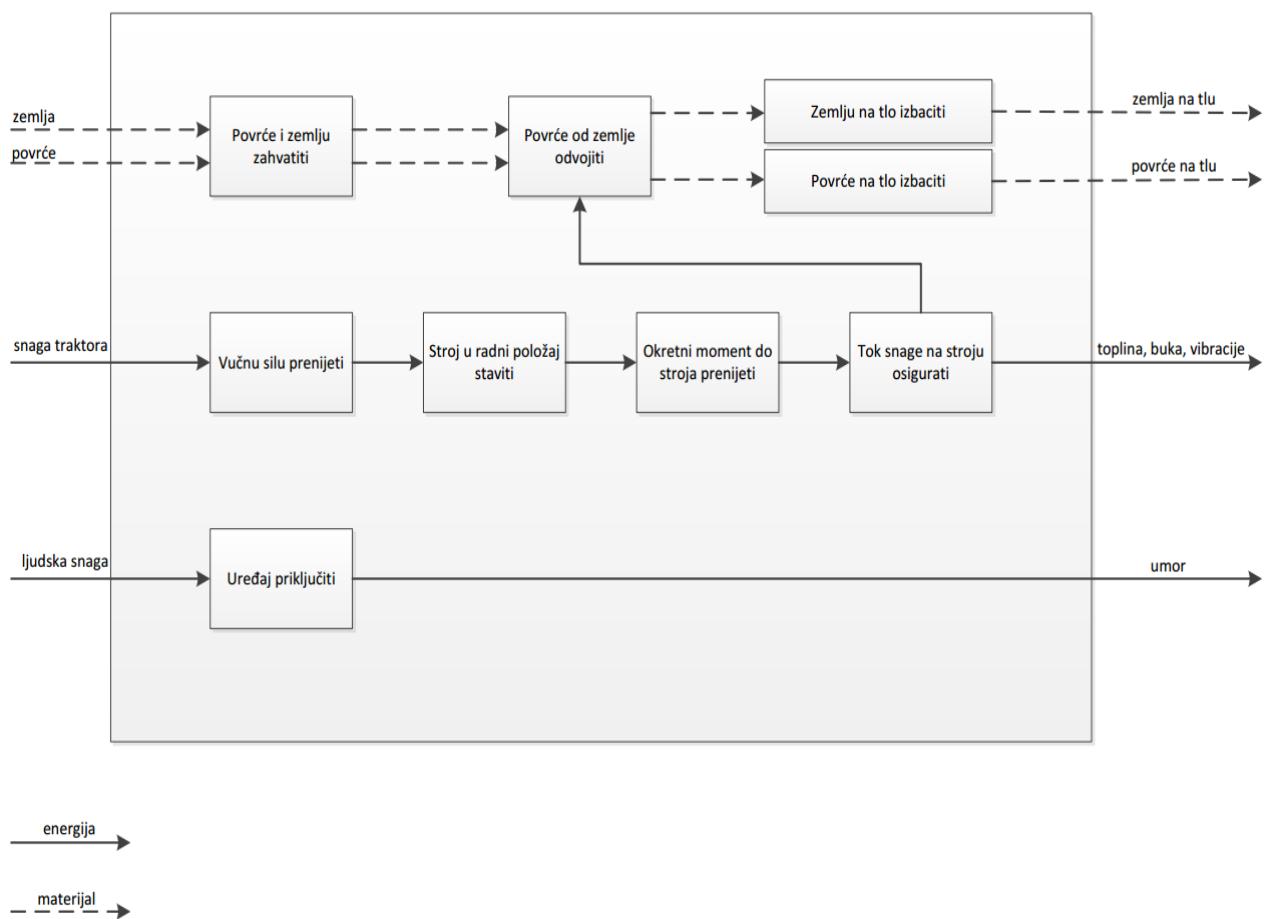
FIG.2



Slika 17 Patent EP0547885 B1

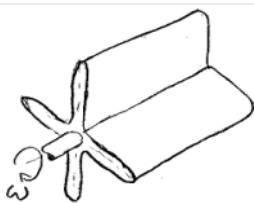
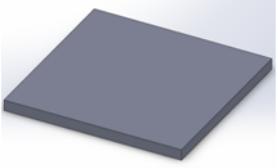
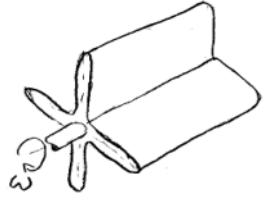
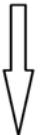
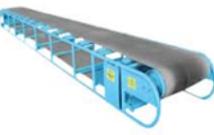
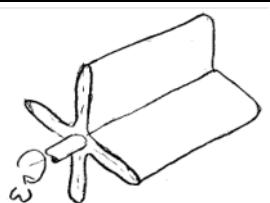
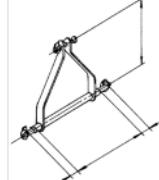
6. GENERIRANJE KONCEPTA UREĐAJA

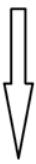
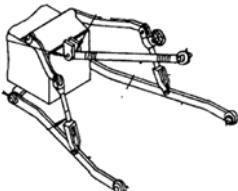
Generiranje koncepta je sastavni dio razvoja novog proizvoda, a ono počinje nakon što smo pregledali koncepte sličnih uređaja te istražili tržište sličnih proizvoda. Početak svakog generiranja koncepta je funkcionalna struktura i morfološka matrica. Nakon što to napravimo sljedeći korak su nam koncepti našeg uređaja od kojega ćemo vrednovanjem odabrati najboljega te ga potom detaljno razraditi.



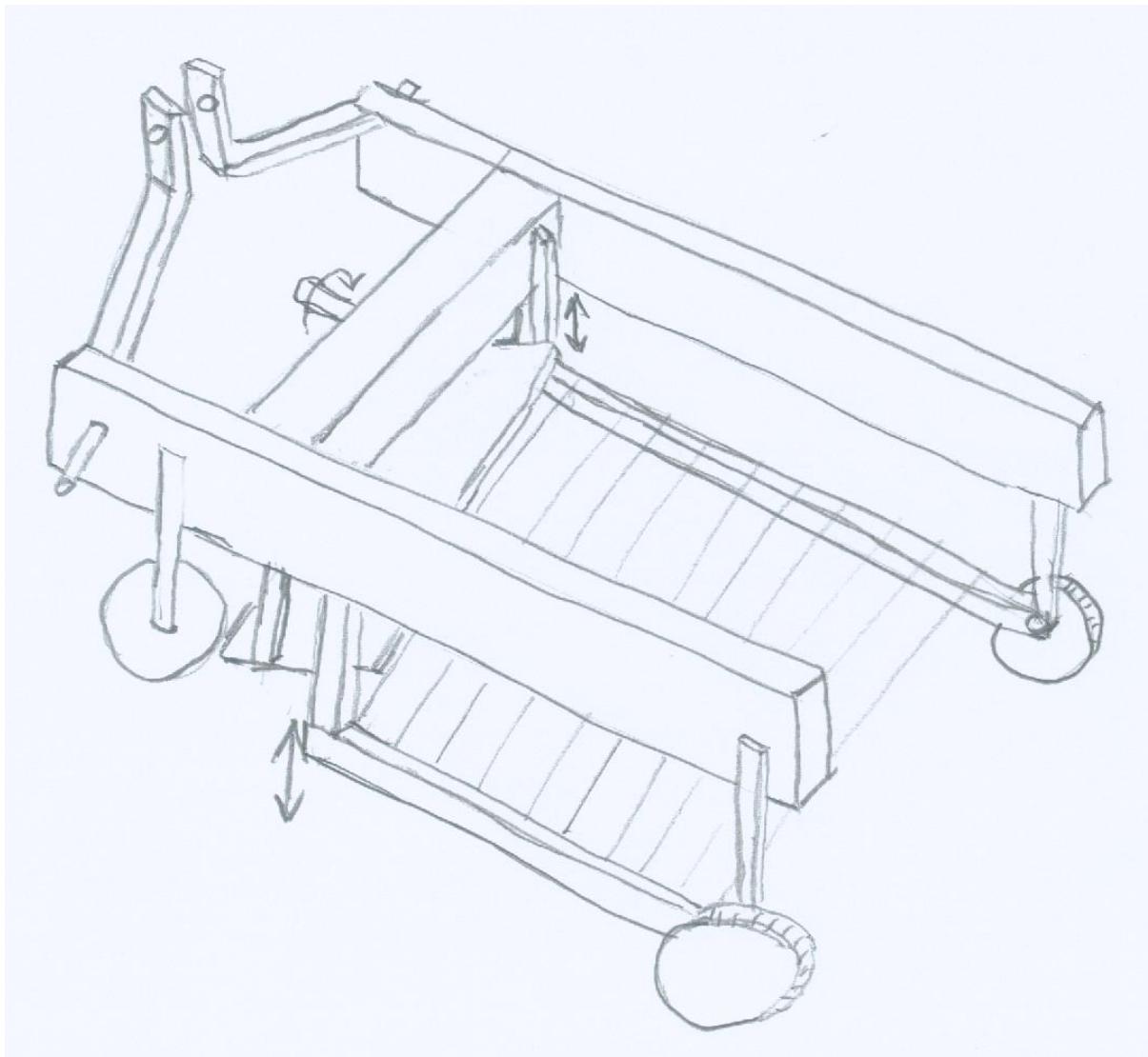
Slika 18 Funkcijska struktura

Tablica 3 Morfološka matrica

Rb.	Funkcija	Princip rješenja		
1	Povrće i zemlju zahvatiti	Rotirajućim lopaticama	Pločom	
				
2	Povrće od zemlje odvojiti	Vibrirajućim sitom		
				
3	Zemlju na tlo izbaciti	Silom težom	Konvejerom	Rotirajućim lopaticama
		$g=9.81$ 		
4	Povrće na tlo izbaciti	Silom težom	Konvejerom	Rotirajućim lopaticama
		$g=9.81$ 		
5	Vučnu silu prenijeti	Trospojnom vezom	Kukom	
				

6	Stroj u radni položaj staviti	Silom težom	Poteznicom	
				
7	Okretni moment do stroja prenijeti	Kardanom	Hidraulički	
				
8	Tok snage na stroju osigurati	Zupčanicima	Remenicom	Vratilom
				
9	Uredaj priključiti	Spojkom	Lančanikom	
				
9	Uredaj priključiti	Ručno		
				

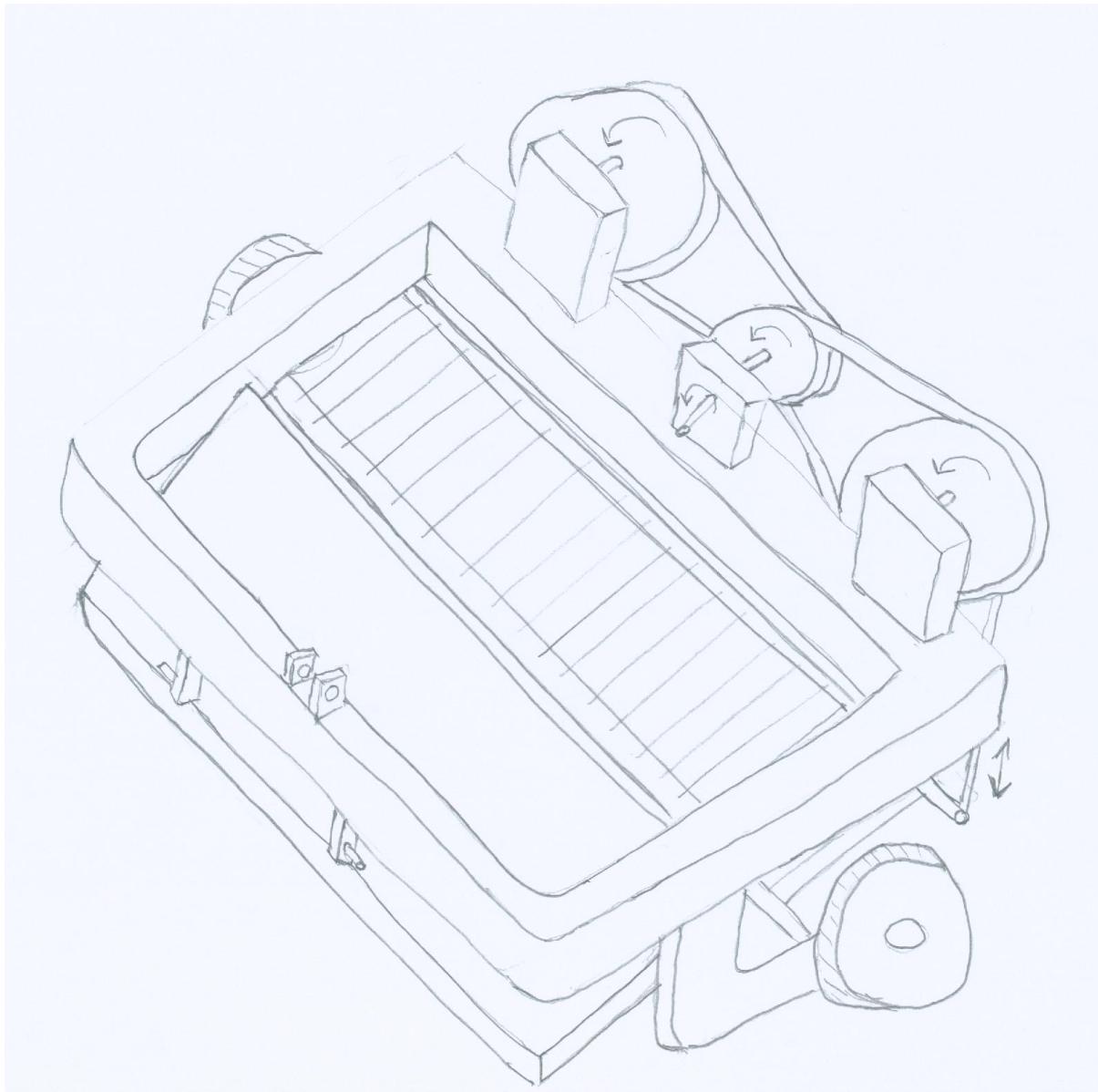
6.1. Koncept 1



Slika 19 Koncept 1

Kod koncepta broj 1 osnovnu konstrukciju čine ploče smještene horizontalno između kojih je zatvoren sklop u kojem se nalaze lančanici koji razvode moment na bočne dijelove konstrukcije. Tamo je na lančaniku napravljen ekscentar koji giba konstrukciju rešetke u vertikalnom smjeru i tako proizvodi vibracije. Drugi kraj rešetke je spojen na osovinu kotača gdje ima mogućnost zakretanja ali ne i vertikalnog pomaka. Samo zaoravanje zemlje se vrši preko pluga koji je u ovom slučaju obična ploča. Sa prednje strane se nalaze i dva sjekača koji pomažu u zaoravanju zemlje te sjeku travu i korijenje. Stroj se spaja na traktor preko poteznice. Širina zaoravanja je otprilike 700 mm.

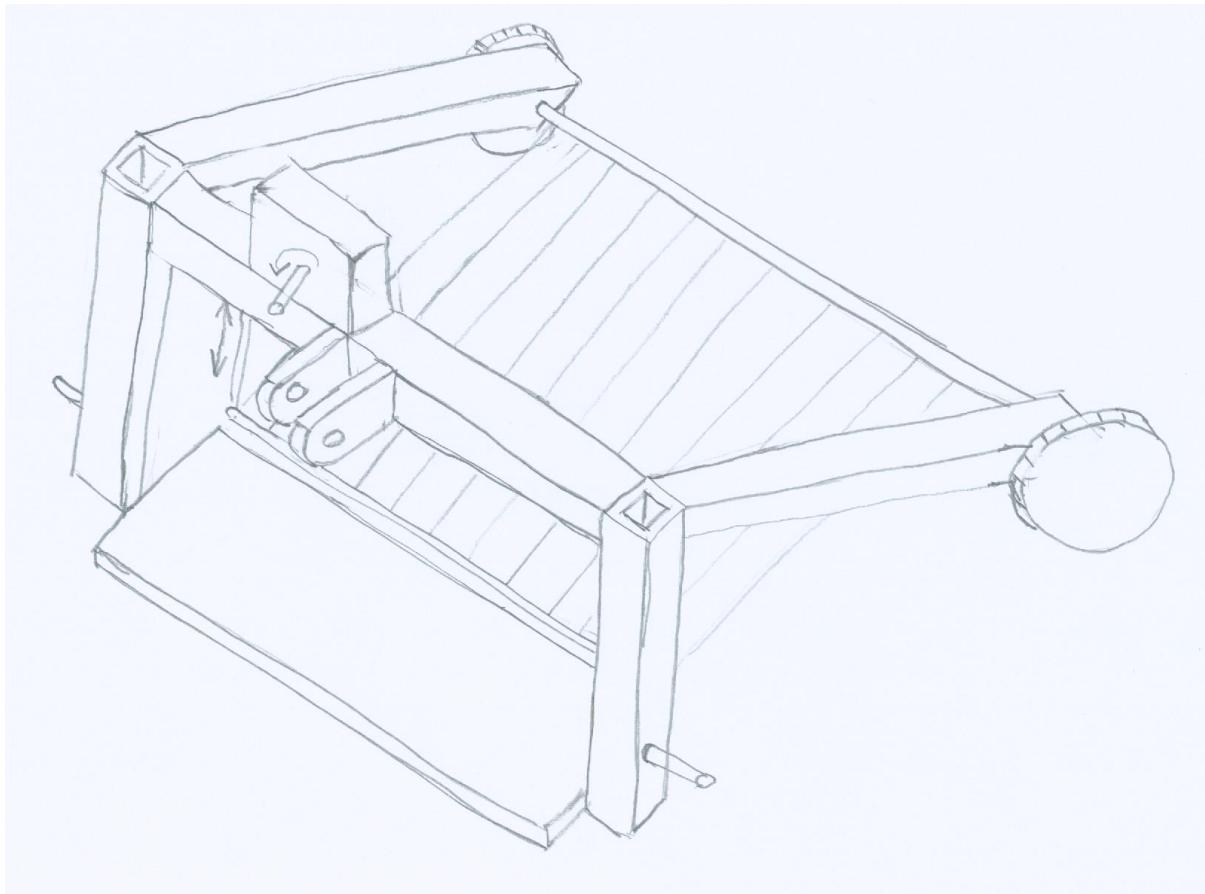
6.2. Koncept 2



Slika 20 Koncept 2

Osnovu konstrukcije koncepta 2 čine savijene pravokutne cijevi. Uređaj započinje sa zaoravanjem zemlje preko pluga (pravokutne ploče) te ta zemlja dolazi na rešetkasto sito koje vibrirajući odvaja zemlju od povrća koje se iskopava. Mehanizam koji omogućuje vibracije je ekscentar na remenicama koje preko sistema prikazanog na slici dobivaju moment vratila spojenog na kardan. Na konstrukciji postoje i kotači koji osiguravaju pravocrtno gibanje. Spajanje na traktor je preko trospojne veze, a radna širina je otprilike 1200 mm.

6.3. Koncept 3



Slika 21 Koncept 3

Nosiva konstrukcija koncepta 3 su kvadratne cijevi koje su zavarene skupa. Konstrukcija je jednostavna ali funkcionalna. Kao i dva prethodna koncepta i ovaj koristi pravokutnu ploču kao sredstvo za zaoravanje zemlje. Specifičnost ovog koncepta je što je prihvat kardana pomaknut u stranu, a ekscentar je spojen direktno na vratilo koji tada pomiče rešetkasto sito vertikalno gore dolje, međutim baš zbog pomaknutog prihvata kardana, spoj ekscentra i rešetke je samo na toj strani. Oslonac rešetke je na stražnjoj strani uređaja gdje se nalaze i kotači. Širina zaoravanja zemlje je približno 700 mm.

6.4. Vrednovanje koncepata

Tablica 4 Vrednovanje koncepata

Koncept 1	
+	Jednostavna konstrukcija
	Dva sjekača koja pomažu u zaoravanju
-	Loša izvedba trospojne veze
	Loša stabilnost cijelog uređaja
-	Mala radna širina stroja
	Skup mehanizam prijenosa okretnog momenta
Koncept 2	
+	Velika radna širina stroja
	Jednostavna konstrukcija
	Dobra stabilnost
	Dobra izvedba trospojne veze
-	Nema sjekača koji pomažu u zaoravanju
	Skup mehanizam prijenosa okretnog momenta
Koncept 3	
+	Dobra stabilnost
	Jeftin mehanizam prijenosa okretnog momenta
	Jednostavna konstrukcija
-	Velika nestabilnost i velika naprezanja u rešetci
	Mala radna širina stroja

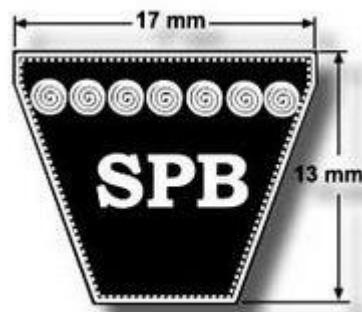
Odabrani koncept je kombinacija koncepta broj 2 i 3, tj. koristiti će se sistem vibriranja iz koncepta 2 kao i oblik konstrukcije, međutim konstrukcija će biti zavarena. Taj koncept je odabran zbog svojih pozitivnih strana. Najbitnije stavke su dobra stabilnost, jednostavnost konstrukcije i velika radna širina. Taj koncept će se dodatno razraditi kako bi se anulirali nedostaci, proračunat će se kritični dijelovi, izraditi 3D model te tehnička dokumentacija.

7. PRORAČUN

7.1. Proračun remenice i remena

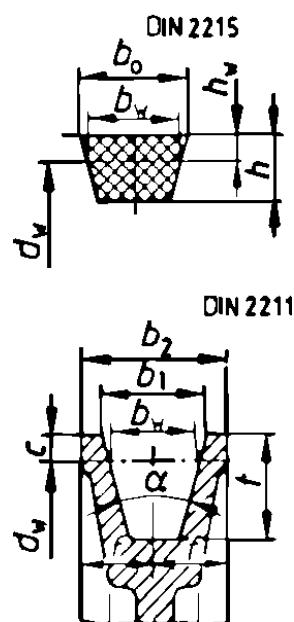
Za smanjenje broja okretaja, a kako bi se postigla zadana frekvencija vibriranja od približno 2 Hz sam koristio sustav remenica. Odabrao sam beskonačan klinasti remen DIN 7753 koji se koristi u strojarstvu. Profil remena i veličina remenice izabrani su prema smjernicama u [11].

Odabran je remen SPB 17x13



Slika 22 Uski klinasti remen SPB

Utori za uske klinaste remene su standardizirani prema DIN 2211.

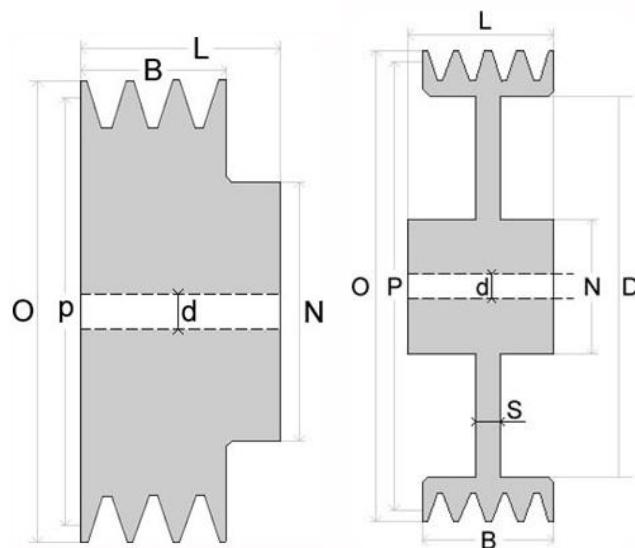


Slika 23 Dimenzije remenica prema DIN 2211

Tablica 5 Veličine profila remenice SPB

bw (mm)	14
b1 (mm)	16,3
c (mm)	3,5
e (mm)	19 ± 0,4
f (mm)	12,5 ± 0,8
t (mm)	17,5

Remenice su odabrane iz kataloga tvrtke Trgo agencije [10].

**Slika 24 Dimenzije i oblik manje (lijevo) i veće (desno) remenice**

Manja remenica je promjera $d_{w1}=80$. a veća $d_{w2}=250$. Manja remenica je dvostruka a veća jednostruka.

Tablica 6 Dimenzije remenica

P	80	P	250
O	87	O	257
Kanali	2	Kanali	1
N	50	N	70
L	55	L	50
B	44	D	208
d	10	S	14
		B	25
		d	20

$$i = \frac{n_1}{n_2} \approx \frac{d_{w2}}{d_{w1}} = \frac{250}{80} = 3,125$$

$$n_1 = n_{vr} = 540 \text{ m/min} = 9 \text{ m/s}$$

$$n_2 = \frac{n_1}{i} = \frac{9}{3,125} = 2,88 \text{ m/s}$$

Brzina remena jednaka je:

$$v_r \approx d_1 \cdot \Pi \cdot n_1 \approx d_2 \cdot \Pi \cdot n_2$$

$$v_r \approx d_1 \cdot \Pi \cdot n_1 = 0,08 \cdot \Pi \cdot 9 = 2,3$$

Izračunata brzina remena je unutar dozvoljenih granica tj. iznad $v_r = 2 \text{ m/s}$ i ispod $v_r = 40 \text{ m/s}$.

Obuhvatni kut manje remenice računamo iz sljedeće jednadžbe:

$$\cos \frac{\beta}{2} = \frac{d_2 - d_1}{2e} = \frac{250 - 80}{2 \cdot 620} = 0,137$$

$$\beta = 164^\circ$$

$e = 620 \text{ mm}$ -razmak osi remenica (podaci iz konstrukcije)

Kut nagiba vučenog i slobodnog ogranka remena je:

$$\gamma = 90^\circ - \frac{\beta}{2} = 90^\circ - 82^\circ = 8^\circ$$

Sljedeće što računamo je aktivna duljina remena:

$$L_a = 2 \cdot e \cdot \sin \frac{\beta}{2} + \frac{\Pi}{2} (d_2 + d_1) + \frac{\gamma}{2} (d_2 - d_1)$$

$$L_a = 2 \cdot 620 \cdot \sin \frac{164}{2} + \frac{\Pi}{2} (250 + 80) + \frac{8}{2} (250 - 90) = 2426$$

Dobivena aktivna duljina remena mora biti standardna, a ova nije te se mora odabratiti prva najbliža. To znači da ćemo i na konstrukciji morati raditi minimalne izmjene tj. promjeniti razmak vratila. Mala promjena obuhvatnog kuta β općenito ne igra ulogu te se neće ponovno računati. Odabire se standardna aktivna duljina remena $L_a = 2500 \text{ mm}$.

S odabranom aktivnom duljinom remena računamo novi razmak vratila iz iste formule.

Novi razmak vratila je $e = 637 \text{ mm}$

Sljedeće što računamo su sile u remenici, a to ćemo izračunati preko sile potrebne za vibriranje mehanizma. Za to moramo znati težinu zemlje na situ.

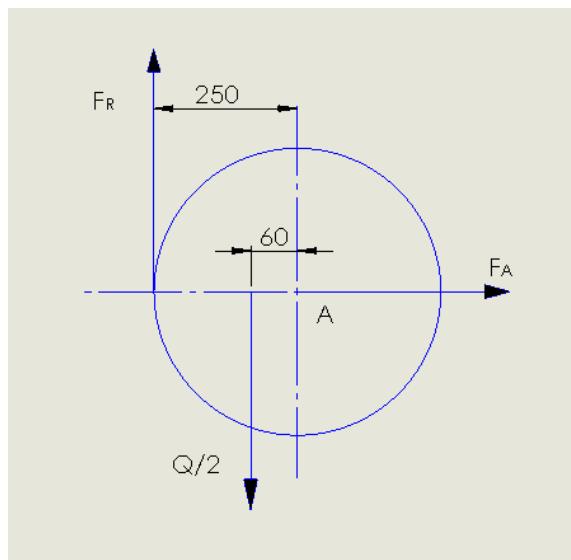
$$V_z = 0,3 \cdot 1,2 \cdot 0,25 = 0,09 \text{ m}^3$$

$$\rho_z = 2600 \text{ kg/m}^3$$

$$m_z = V_z \cdot \rho_z = 0,09 \cdot 2600 = 234 \text{ kg}$$

$$Q_z = g \cdot m_z = 9,81 \cdot 234 = 2294,5 \text{ N}$$

Sito se podiže sa svake strane pa pretpostavljamo da će svaka strana nositi pola tereta.



Slika 25 Suma sila na remenici

Tangencijalnu силу у ремену F_R ćemo добити из суме момената око тачке А.

$$\sum M_A = 0$$

$$F_R \cdot 250 - \frac{Q_z}{2} \cdot 60 = 0$$

$$F_R = 275,5 \text{ N}$$

$$F_A \approx 4F \quad \text{prema [11]}$$

$$F_A \approx 4 \cdot 275,5 = 1102 \text{ N}$$

F_A je сила којом је оптерећено вратило и лежај.

7.2. Proračun kritičnih zavara

U konstrukciji su locirana dva kritična zavara, jedan je na spoju L profila i kvadratne cijevi, a drugi je na kvadratnoj cijevi povezanoj na trotočje.

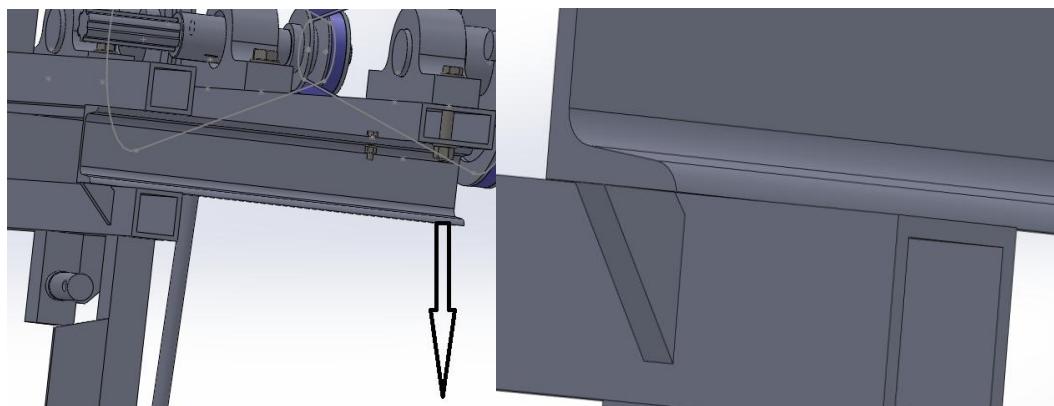
Proračun prvog zavara:

$$m_{\text{str}} \approx 150 \text{ kg}$$

$$m_{\text{uk}} = m_z + m_{\text{str}} = 234 + 150 = 384 \text{ kg}$$

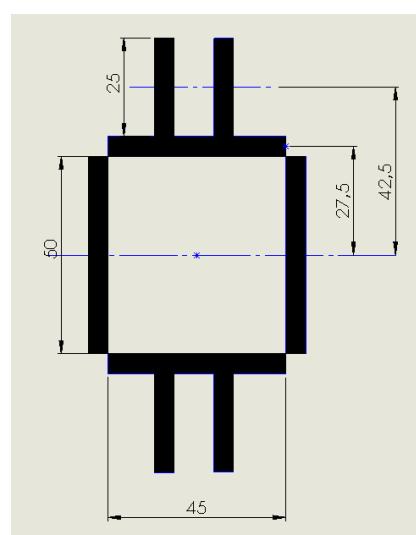
$$Q_{\text{uk}} = g \cdot m_{\text{uk}} = 9,81 \cdot 384 = 3767 \text{ N}$$

Gdje nam je m_{str} približna masa pogonskog sklopa, gonjenih sklopova te masa pravokutnog profila. I ovdje ćemo opet računati sa samo pola sile iz istog razloga.



Slika 26 Opterećenje prvog zavara

Udaljenost na kojoj sila djeluje je $L_m = 420 \text{ mm}$.



Slika 27 Površina prvog zavara

Debljina zavara je $a_{zav}=5$ mm

$$M_{\text{sav}} = \frac{Q_{\text{uk}}}{2} \cdot L_m = \frac{3767}{2} \cdot 420 = 791070 \text{ Nmm}$$

$$I_{\text{zav}} = \frac{2 \cdot 5 \cdot 50^3}{12} + 2 \cdot 5 \cdot 45 \cdot 27,5^2 + 4 \cdot 5 \cdot 25 \cdot 42,5^2 = 1347604 \text{ mm}^4$$

$$y_{\text{zav}} = 42,5 \text{ mm}$$

$$\sigma_{\text{zav}} = \frac{M_{\text{sav}}}{I_{\text{zav}}} \cdot y_{\text{zav}} = \frac{791070}{1347604} \cdot 42,5 = 24,95 \text{ N/mm}^2 < \sigma_{\text{dop,zav}} = 170 \text{ N/mm}^2$$

Podaci za $\sigma_{\text{dop,zav}}$ za St 52 izvađeni iz [11]

Proračun drugog zavara:

Za ovaj proračun nam je bitan otpor zemlje odnosno sila koja djeluje na trospojnu vezu.

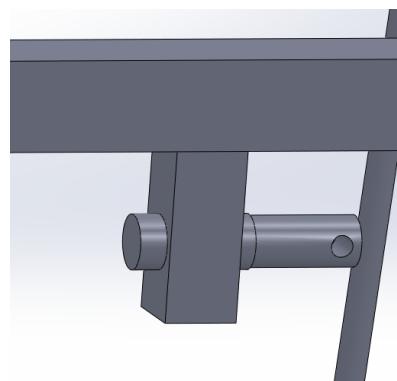
$$\sigma_{\text{otp}} = 0,04 \text{ N/mm}^2 \quad \text{Otpor tla pri zaoravanju}$$

$$A_{\text{zaor}} = 250 \cdot 1200 = 300000 \text{ mm}^2$$

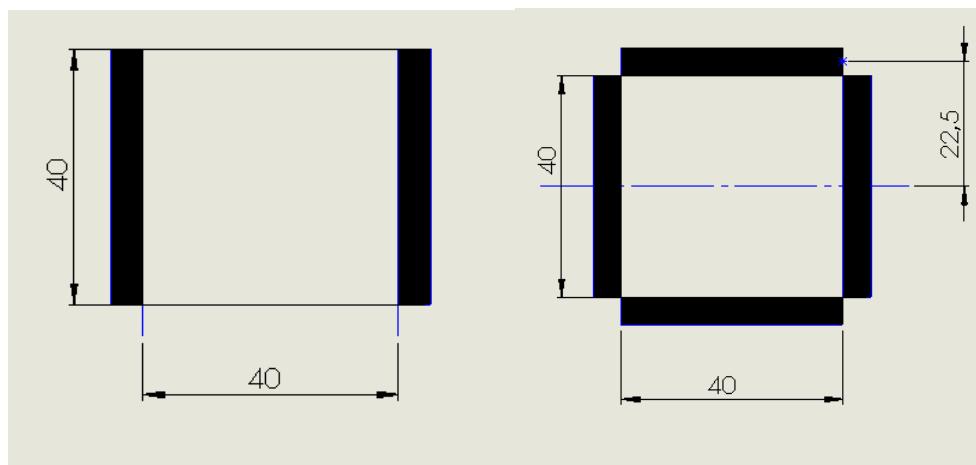
$$F_{\text{tot}} = \sigma_{\text{otp}} \cdot A_{\text{zaor}} = 300000 \cdot 0,04 = 12000 \text{ N}$$

Pošto imam spoj u tri točke pretpostaviti ćemo da u svakoj djeluje trećina te sile.

Kritičniji su donji spojevi trotočja te žemo njih proračunati. Proračunavamo ih na smik i savijanje.



Slika 28 Donji dio trotočja



Slika 29 Površina drugog zavara za smik (lijevo) i savijanje (desno)

Smik:

$$A_{zav} = 40 \cdot 5 \cdot 2 = 400 \text{ mm}^2$$

$$\tau_{zav} = \frac{F_{trot}}{3 \cdot A_{zav}} = \frac{12000}{3 \cdot 400} = 10 \text{ N/mm}^2$$

Savijanje:

Krak savijanja je $L_t = 55 \text{ mm}$

$$M_{\text{sav}} = \frac{F_{trot}}{3} \cdot L_t = \frac{12000}{3} \cdot 55 = 220000 \text{ Nmm}$$

$$I_{zav} = \frac{2 \cdot 5 \cdot 40^3}{12} + 2 \cdot 5 \cdot 40 \cdot 22,5^2 = 255833 \text{ mm}^4$$

$$y_{zav} = 22,5 \text{ mm}$$

$$\sigma_{zav} = \frac{M_{\text{sav}}}{I_{zav}} \cdot y_{zav} = \frac{220000}{255833} \cdot 22,5 = 19,35 \text{ N/mm}^2$$

Reducirano naprezanje:

$$\sigma_{\text{red}} = \sqrt{\sigma_{zav}^2 + 3 \cdot \tau_{zav}^2} = \sqrt{19,35^2 + 3 \cdot 10^2} = 25,97 \text{ N/mm}^2 < \sigma_{\text{dop,red}} = 70 \text{ N/mm}^2$$

$$\sigma_{\text{dop,red}} = 70 \text{ N/mm}^2 \text{ Izvađeno iz [11]}$$

Za dodatnu sigurnost dodano je rebro.

7.3. Proračun ležajeva

Proračun prvog ležaja:

Ležaj koji ovdje proračunavamo je valjkasti ležaj NUP 306 na gonjenom vratilu. Ležaj proračunavamo prema sili F_A

$$L_h = 6000 \text{ h} \quad \text{Podaci uzeti za poljoprivredne strojeve iz [11]}$$

$$f_L = \sqrt[3]{\frac{L_h}{500}} = \sqrt[3]{\frac{6000}{500}} = 2,29$$

$$f_n = \sqrt[3]{\frac{33,33}{n_2}} = \sqrt[3]{\frac{33,33}{2,88}} = 2,26$$

$$f_t = 1$$

$$C_1 = \frac{f_t \cdot f_L}{f_n} \cdot F_A = \frac{1_t \cdot 2,29}{2,26} \cdot 1102 = 1,12 \text{ kN} < C_0 = 36 \text{ kN}$$

Proračun drugog ležaja:

Ležaj koji ovdje proračunavamo je dvoredni kuglični s kosim dodirom 4208 ATN9 na pogonskom vratilu. Ležaj proračunavamo prema polu težine kardana.

$$L_h = 6000 \text{ h} \quad \text{Podaci uzeti iz [11]}$$

$$m_{\text{kard}} = 40 \text{ kg} \quad \text{Procijenjena maksimalna težina kardana}$$

$$F_{\text{kard}} = \frac{m_{\text{kard}}}{2} \cdot g = \frac{40}{2} \cdot 9,81 = 196 \text{ N}$$

$$f_L = \sqrt[3]{\frac{L_h}{500}} = \sqrt[3]{\frac{6000}{500}} = 2,29$$

$$f_n = \sqrt[3]{\frac{33,33}{n_1}} = \sqrt[3]{\frac{33,33}{9}} = 1,54$$

$$f_t = 1$$

$$C_1 = \frac{f_t \cdot f_L}{f_n} \cdot F_A = \frac{1_t \cdot 2,29}{1,54} \cdot 196 = 0,29 \text{ kN} < C_0 = 32,5 \text{ kN}$$

Podaci za ležajeve uzeti iz [12]

7.4. Proračun vratila

Proračun gonjenog vratila

$$T_{\text{rem}} = F_R \cdot \frac{d_{w2}}{2} = 275,5 \cdot \frac{250}{2} = 34437,5 \text{ Nmm}$$

T_{rem} Moment na većoj remenici koji se prenosi na vratilo

$l_{\text{vr}} = 70 \text{ mm}$ Duljina na kojoj djeluje rezultirajuća sila u remenu

$$M_s = F_A \cdot l_{\text{vr}} = 1102 \cdot 70 = 77140 \text{ Nmm}$$

$$\alpha_0 = \frac{\sigma_{f,DN}}{1.73 \cdot \tau_{DN}} = \frac{240}{1.73 \cdot 190} = 0.73$$

$$\sigma_{f,DN} = 240 \text{ N/mm}^2$$

$$\tau_{DN} = 190 \text{ N/mm}^2$$

$$M_{\text{red}} = \sqrt{M_s^2 + 0.75 \cdot (\alpha_0 \cdot T)^2} = \sqrt{77,14^2 + 0.75 \cdot (0.73 \cdot 34,44)^2} = 80,15 \text{ N/mm}^2$$

$$\sigma_{fDN,dop} = 75 \text{ N/mm}^2$$

$$d^3 \geq \sqrt[3]{\frac{M_{\text{red}} \cdot 32}{\sigma_{fDN,dop} \cdot \pi}} = \sqrt[3]{\frac{80150 \cdot 32}{75 \cdot \pi}} = 22,16 \text{ mm} \leq 25 \text{ mm}$$

Prema [13]

8. ZAKLJUČAK

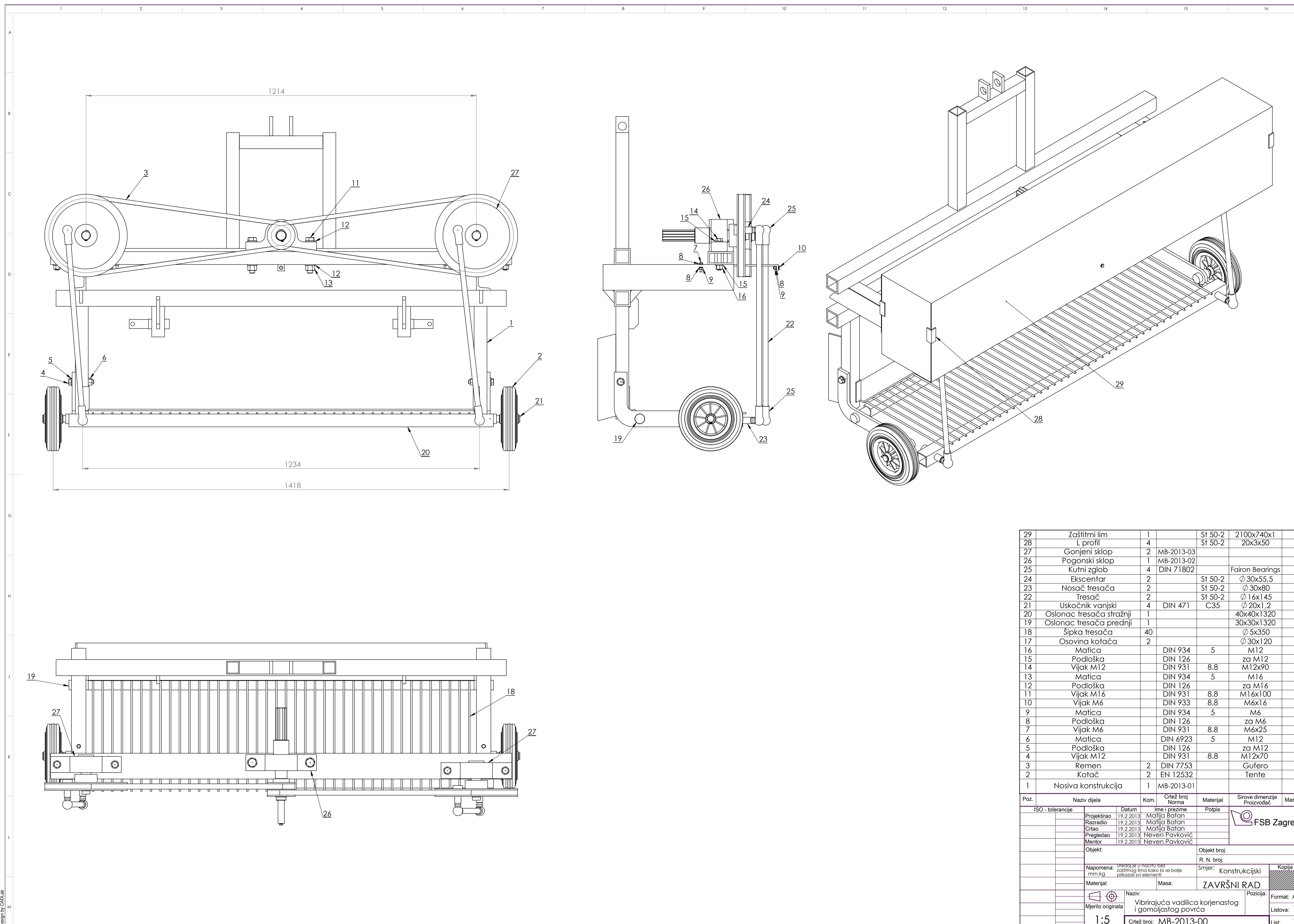
Potražnja za prikazanim strojem projektiranom u ovom radu definitivno postoji. Razlog tome je sve veća potreba za hranom u svijetu pa tako i za proizvodnjom povrća. Najveća prednost ovoga stroja je njegova mogućnost vađenja više vrsta gomoljastog povrća čime se ističe u odnosu na veće uređaje specijalizirane samo za jednu vrstu povrća, dok s druge strane ima veću površinu rada u odnosu na slične manje proizvode. Moje mišljenje je da kod ovog stroja postoji još mogućnosti napretka i razvitka u cilju još jednostavnijeg korištenja i cijene izrade. Napomenuo bih da je ovaj rad moj prvi veći samostalni zadatak i stoga sigurno nije bez grešaka koje su posljedica neiskustva, međutim mogu reći da će moji sljedeći radovi biti sigurno bolji zato što sam radeći ovaj rad naučio mnogo.

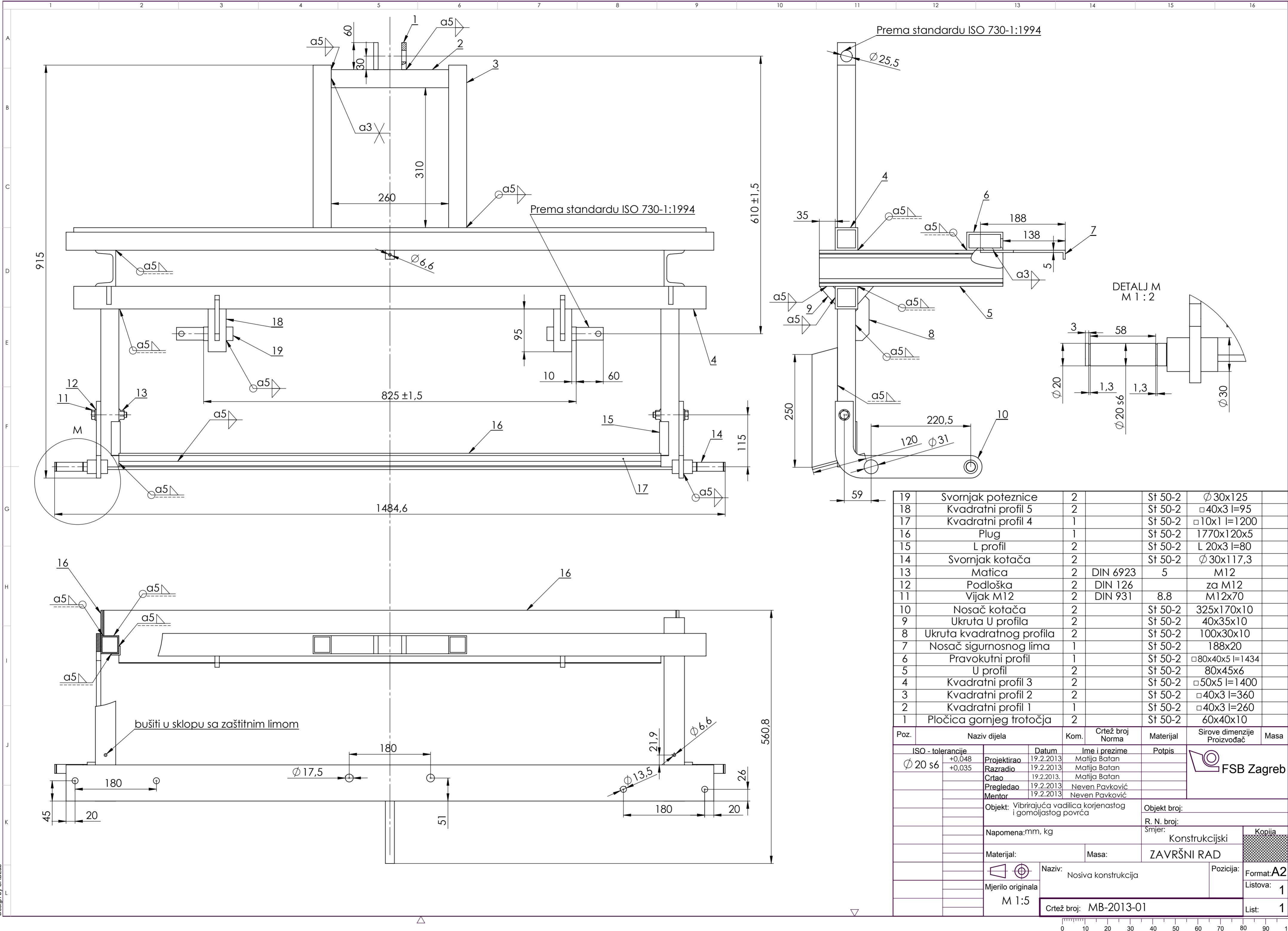
LITERATURA

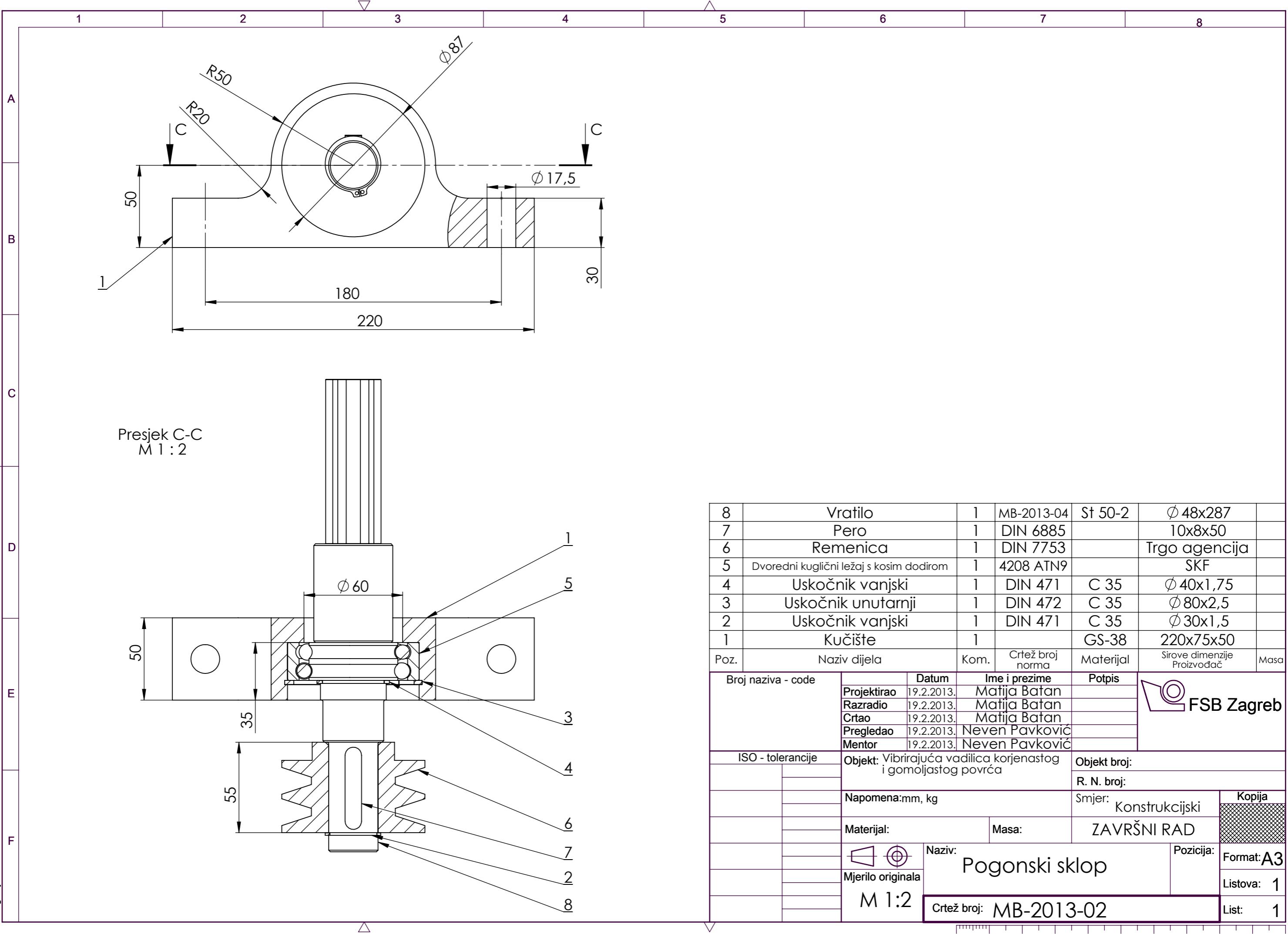
- [1] Lešić, R., Povrćarstvo, Zrinski, Čakovec, 2004.
- [2] http://en.wikipedia.org/wiki/Power_take-off
- [3] <http://www.agrogrom.hr>
- [4] <http://www.messis.hr>
- [5] <http://www.uniagroup.com>
- [6] <http://www.holaras.nl/en/>
- [7] <http://www.agrodivo.com/>
- [8] <http://www.amitytech.com>
- [9] <http://www.google.com/patents>
- [10] <http://www.trgo-agencija.hr/>
- [11] Decker, K. H.: Elementi strojeva, Tehnička knjiga Zagreb, 1975.
- [12] Kraut, B.: Strojarski priručnik, Tehnička knjiga Zagreb, 1970.
- [13] Horvat, Z. i suradnici, Vratilo (proračun), FSB, Zagreb
- [14] Herold, Z.: Računalna i inženjerska grafika, Zagreb, 2003.
- [15] <http://www.strojopromet.com/>
- [16] <http://www.fag.com>
- [17] <http://www.skf.com>
- [18] <http://www.haberkorn.si>
- [19] <http://www.gufero.com>
- [20] <http://www.fairon-bearings-international.com>

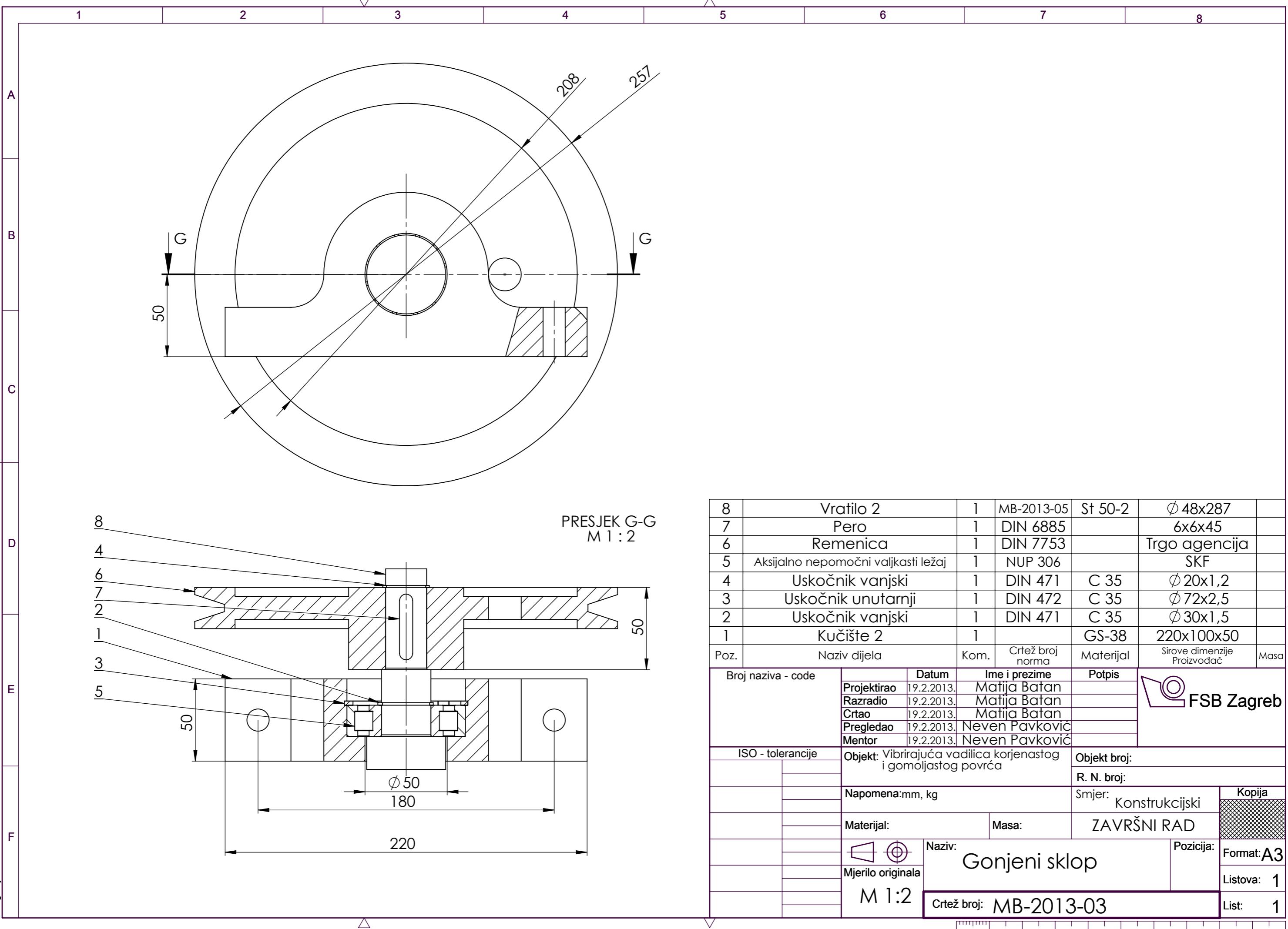
PRILOZI

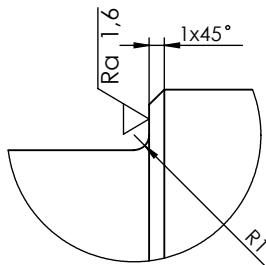
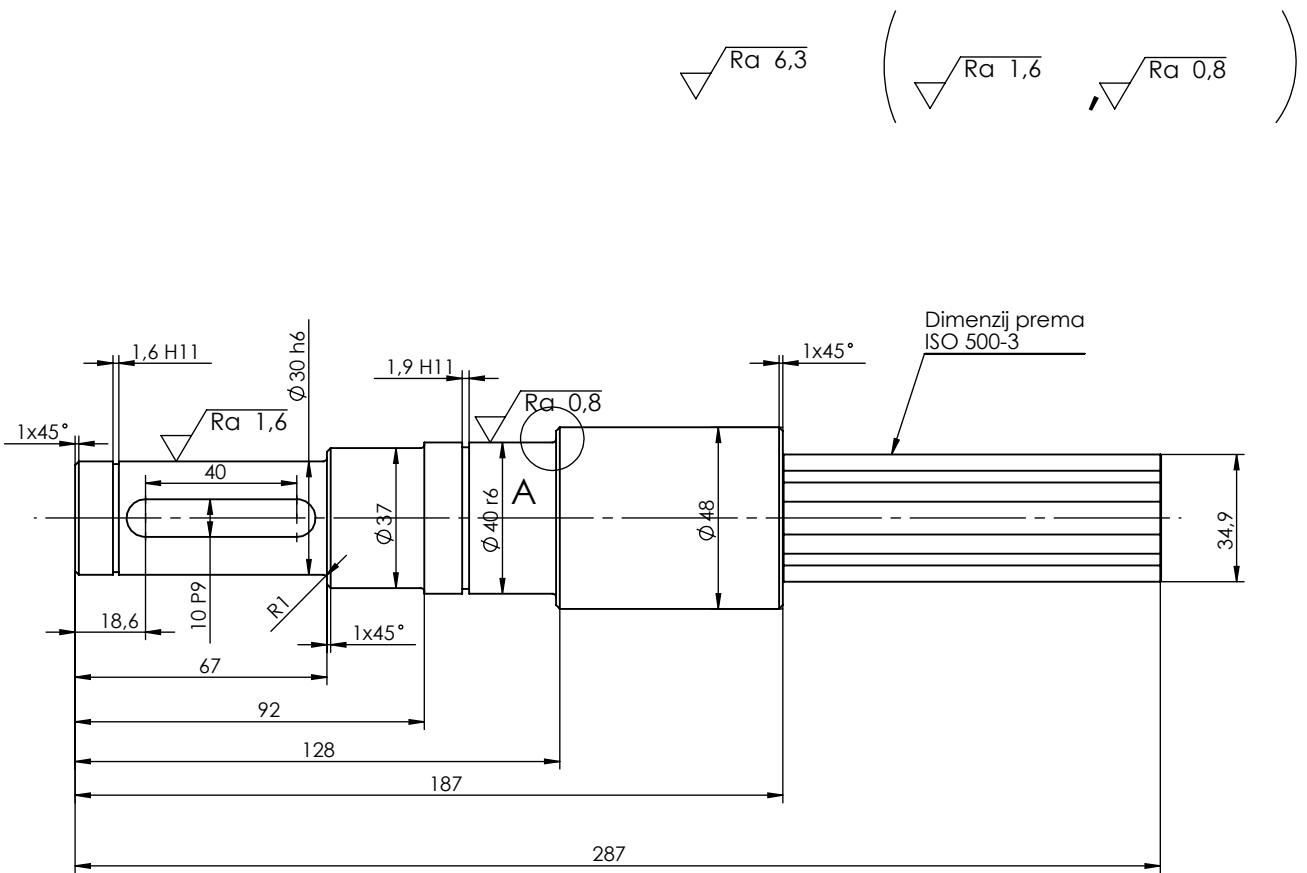
- I. CD-R disc
- II. Tehnička dokumentacija











ISO - TOL		Datum	Ime i prezime	Potpis	 FSB Zagreb
$\phi 30$	h6	19.2.2013.	Matija Batan		
		-0,013			
$\phi 40$	r6	+0,050	Matija Batan		
		+0,034			
10	P9	-0,015	Matija Batan		
		-0,051			
1,9	H11	+0,060	Neven Pavković		
		0			
1,6	H11	+0,060			
		0			

Design by CADLab

Objekt: Vibrirajuća vadilica korjenastog i gomoljastog povrća

Objekt broj:

R. N. broj:

Napomena:mm, kg

Smjer: Konstrukcijski

Kopija

Materijal: St 50-2

ZAVRŠNI RAD

Mjerilo originala

Naziv: Vratilo

Pozicija:

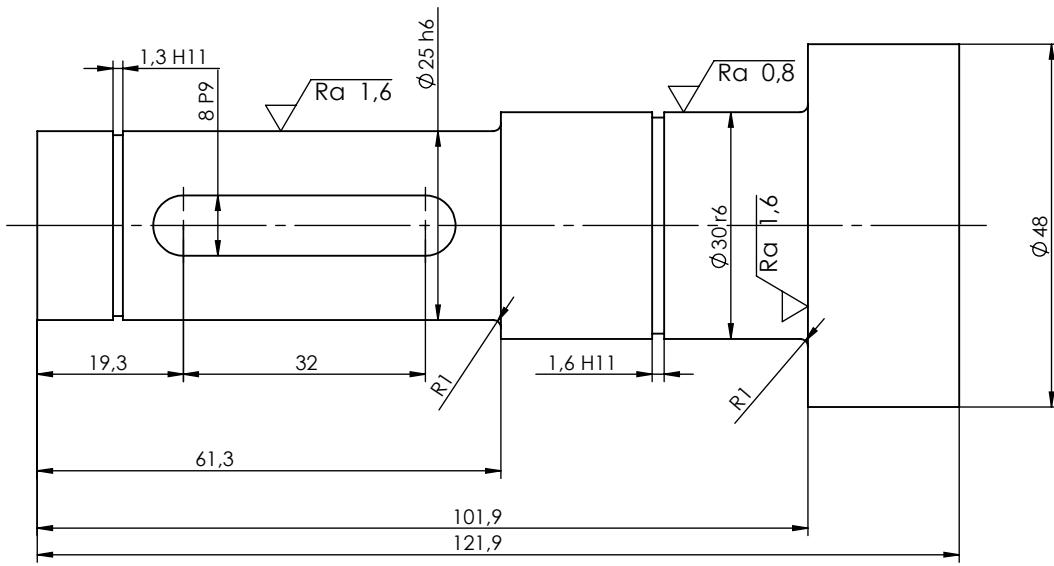
Format: A4

Listova: 1

M 1:2

Crtež broj: MB-2013-04

List: 1



ISO - TOL		Datum	Ime i prezime	Potpis	 FSB Zagreb
Ø 25	h6	19.2.2013.	Matija Batan		
		-0,013			
Ø 30	r6	+0,050	Matija Batan		
		+0,034			
8	P9	-0,015	Objekt: Vibrirajuća vadilica korjenastog i gomoljastog povrća	Objekt broj: R. N. broj:	
		-0,051	Napomena:mm, kg	Smjer: Konstrukcijski	Kopija
1,6	H11	+0,060	Materijal: St 50-2	Masa: ZAVRŠNI RAD	
		0			
1,3	H11	+0,060	Mjerilo originala M 1:2	Naziv: Vratilo 2	Format: A4
		0		Pozicija:	Listova: 1
Crtež broj: MB-2013-05					List: 1