Aandrijftechniek Moonrover

Vollmuller, Michel 1809572 Willems, Tijmen 1805057

michel.vollmuller@student.hu.nl

tijmen.willems@student.hu.nl

28 maart 2024

Samenvatting

Dit onderzoek richt zich op de aandrijftechniek van een moonrover gebaseerd op een iris, waarbij verschillende aspecten worden geanalyseerd om de juiste motor en transmissie te selecteren. Dit onderzoek behandelt de het vaststellen van de lasten van de moonrover, zoals de rolweerstand, hellingen, grip, versnelling en snelheid. Vervolgens wordt de motorkeuze besproken, waarbij de RE25 118745 motor wordt geselecteerd vanwege zijn efficiëntie van 90%. Een geschikte transmissie, de Planetary Gearhead GP 32 A 166158 met een gear ratio van 14:1 en een efficiëntie van 75%, wordt gekozen om het maximale koppel te behalen met minder toeren. Dit onderzoek gaat verder in op de efficiëntie van de motor en transmissie, waarbij een totale efficiëntie van 67,5% wordt berekend. Tot slot bied dit onderzoek inzicht in het selectieproces van de componenten voor een moonrover, met aandacht voor efficiëntie en prestaties onder verschillende omstandigheden.

Inhoudsopgave

1	Inleiding												
2	Analyse 2.1 Vraagstelling												
3	Lasten						3						
	3.1 Rollast												
	3.2 Hellingslast						3						
	3.3 Grip						4						
	3.4 Versnelling						5						
	3.5 Snelheid						5						
	3.6 Conclusie						6						
4	Motor						7						
	4.1 Motorkeuze						7						
	4.2 transmissiekeuze						8						
	4.3 efficiëntie						8						
	4.4 Warmtedisipatie						9						
\mathbf{C}	onclusie						10						
Referenties													
A Datasheet RE25 118745													
В	Datasheet GP 32 A 166158						13						

1 Inleiding

De Euro Moon Rover is een compact, wendbaar voertuig ontworpen voor het verkennen van het maanterrein. Met zijn vier individueel aangestuurde wielen kan het obstakels tot de grootte van de radius van het wiel overwinnen. Het voertuig is snel en robuust, uitgerust met gelijkstroommotoren van Maxon die zijn aangepast om te functioneren in de extreme omstandigheden van de maan. Dankzij zijn ontwerp en aanpassingen is de Euro Moon Rover goed uitgerust om wetenschappelijke missies uit te voeren en het oppervlak van de maan te verkennen.

2 Analyse

2.1 Vraagstelling

Hoofdvraag: Is de door Maxon voorgestelde aandrijving de beste oplossing voor de Euro Moon Rover? **Deelvragen:**

- 1. Wat zijn de lasten en wat zijn de wensen?
- 2. Wat is de juiste mechanische transmissie?
- 3. Wat zijn de juiste specificaties voor de motor?
- 4. Wat is de efficiëntie van de motor?

2.2 Specificaties

Moonrover

Gewicht:	$6 \mathrm{kg}$
formaat (lengte*breedte):	$40*25\mathrm{cm}$

Wielen

diameter wielen : 15 cm wrijvingscoefficiënt : 0.9 rolweerstandcoefficiënt : 0.1 Massatraagheid (J) : $2.1 \cdot 10^{-3} \, kg \cdot m^2$

Eisen / Wensen

topsnelhied vlakke grond : $2.1\,m/s$ versnelling vlakke grond : $0.7\,m/s^2$ vertraging vlakke grond : $0.5\,m/s^2$ max helling : $30\,\mathrm{graden}$

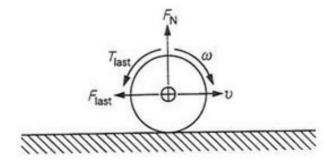
[1]

3 Lasten

In dit hoofdstuk worden de verschillende lasten van de moonrover berekend. In de formules word er een hellingshoek aangehouden van 0 graden. De beschreven formules zijn allemaal voor 1 wiel. Voor de gehele moonrover zal dit dus x4 moeten. In de afbeeldingen is ook te zien hoe de eigenschappen zich gedragen onder diverse hellingshoeken.

3.1 Rollast

Rollast is de last die minimaal overwonnen moet worden om een wiel te laten draaien. Dit verschilt ook onder welke hellingshoek de moonrover staat. In afbeelding 3 is te zien hoe de rolllast verandert onder diverse hellingshoeken.



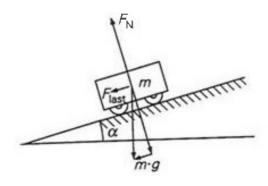
Figuur 1: rollast krachten

Formules: constante:

$$\begin{split} f_{rol} &= 0, 1 \\ T_{last} &= f_{rol} \cdot F_N \cdot r \\ F_N &= m \cdot g \cdot cos(\alpha) \\ &\downarrow \\ T_{last} &= 0.1 \cdot 2.43 \cdot 0.075 = 18.23 [mNm] \end{split} \tag{1} \begin{split} f_{rol} &= 0, 1 \\ r &= 0, 075 [m] \\ m &= 1, 5 [N] \\ g &= 1, 62 [m/s^2] \\ \alpha &= 0^{\circ} \end{split}$$

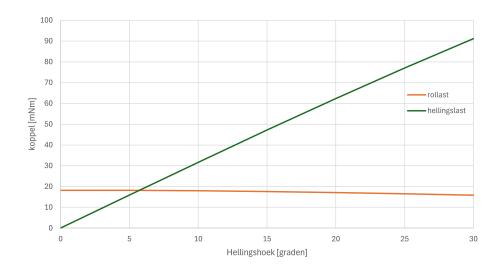
3.2 Hellingslast

Hellingslast is de last die om de hoek komt kijken zodra de moonrover zich op een helling bevindt. We hebben de kracht berkened die nodig is om de moonrover stil te laten staan onder een bepaalde hoek.



Figuur 2: hellinglast krachten

Formules: constante:



Figuur 3: rolweerstand vs hellingsweerstand onder verschillende hoeken

In figuur 3 is te zien hoe de rolweerstand en de hellingsweerstand zich gedragen ten opzichte van verschillende hellingshoeken. In de grafiek is te zien dat vanaf een hoek van 5.72° de moonrover altijd stil zal blijven staan. Dit komt doordat de moonrover tot dit punt nog niet voorbij zijn rollast komt. Het snijpunt van de rollast met de hellingslast wordt als volgt berkent:

$$T_{rollast} = T_{hellingslast}$$

$$f_{rol} \cdot F_N \cdot r = F_N \cdot \sin(\alpha) \cdot r$$

$$f_{rol} = \sin(\alpha)$$

$$0.1 = \sin(\alpha)$$

$$\alpha = \sin - 1(0.1)$$

$$\alpha = 5.72^{\circ}$$
(3)

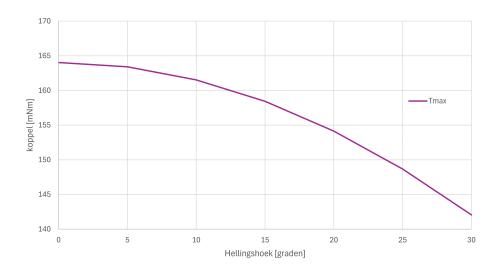
3.3 Grip

Onder grip verstaan we de hoeveelheid koppel die op de aandrijving gegeven kan worden zonder dat het wiel zal gaan slippen. Hierbij berkenen we dus ook wat het maximale koppel is die gegeven kan worden op de aandrijving.

Formules: constante:

$$\begin{array}{ll} \mu\omega = 0.9 \\ T_{max} = \mu\omega \cdot F_N \cdot r \\ F_N = m \cdot g \cdot \cos(\alpha) \\ & \downarrow \\ T_{max} = 0.9 \cdot 2.43 \cdot 0.075 = 164.03 [mNm] \end{array} \tag{4}$$

$$\begin{array}{ll} \mu\omega = 0.9 \\ r = 0,075 [m] \\ m = 1,5 [N] \\ g = 1,62 [m/s^2] \\ \alpha = 0^{\circ} \end{array}$$



Figuur 4: T_{max}

In figuur 4 is te zien hoe de maximale koppel zich weerhoud tegen de hellingshoek. Hierbij is duidelijk te zien dat de maximale koppel af neemt naarmate de hellingshoek groter wordt.

3.4 Versnelling

Hier wordt het koppeloverschot berkent wat nodig is om de beoogde versnelling te behalen.

Formules:

$$T_{acc} = J \cdot \frac{d\omega}{dt}$$

$$omtrek_{wiel} = 2 \cdot \pi \cdot r = 0.47[m]$$

$$Versnelling = \frac{a}{omtrek_{wiel}} = 1.49[omwentelingen/s^{2}]$$

$$= 9.36[rad/s^{2}]$$

$$\downarrow \downarrow$$

$$T_{acc} = 2.1 \cdot 10^{-3} \cdot 9.36 = 19.6[mNm]$$
(5)

constante:

$$a = 0.7[m/s^{2}]$$

$$J = 2.1 \cdot 10^{-3}[kg \cdot m^{2}]$$

$$r = 0.075[m]$$

$$m = 1.5[N]$$

$$g = 1.62[m/s^{2}]$$

$$\alpha = 0^{\circ}$$

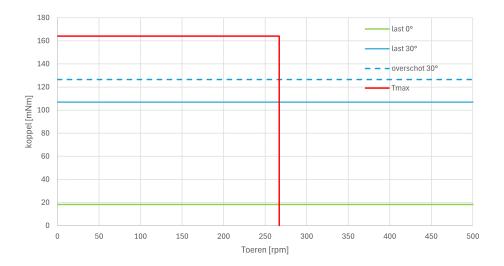
3.5 Snelheid

Hier berkenen we de maximale rpm waarbij de maximale snelheid van van 2.1 m/s niet word overtroffen.

Formules: constante:

3.6 Conclusie

In dit hoofdstuk heb je kunnen lezen hoe we de lasten van de moonrover hebben bepaald. Dit was nodig om een geschikte motor te kunnen selecteren voor de moonrover. In afbeelding 5 is het werkgebied te zien van de moonrover doormiddel van de rode lijnen. In het volgende hoofdstuk zal er een geschikte motor en transmissie geselecteerd worden die juist aansluit bij deze last.



Figuur 5: Lasten moonrover

4 Motor

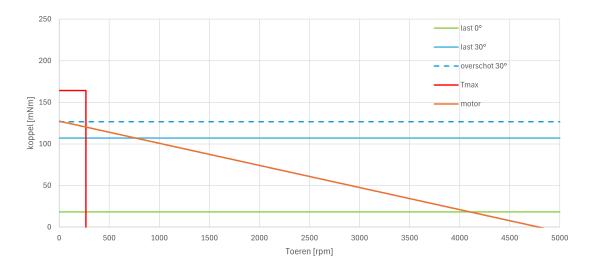
In het vorige hoofdstuk is zijn de lasten van de moonrover bepaald. Op basis van deze gegevens kunen we de juiste motor gaan selecteren voor de moonrover. Door de leverancier 'Maxon' is er een advies gedaan van een reeks motoren en transmissies;

 $motor: RE251187xx \\ transmissie: Planetary Gearhead GPxxxx$

In dit hoofdstuk zullen wij een keuze gaan maken voor een specifieke motor in combinatie met een specifieke transmissie.

4.1 Motorkeuze

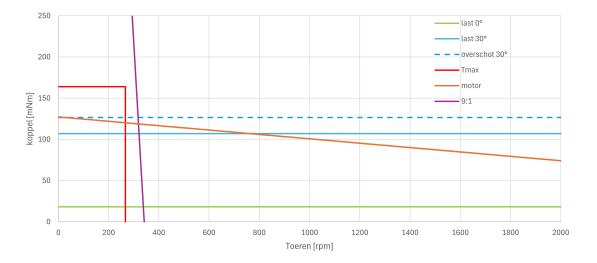
Binnen de aangegeven maxon reeks hebben wij gekozen voor de RE25 118745. In theorie is het mogelijk om elke motor te kiezen binnen de aangegeven reeks in combinatie met de juiste transmissie. Voor deze specifieke situatie hebben we gekozen voor de RE25 118745. Dit is een wat kleinere motor binnen de reeks, echter is het mooie van deze motor dat hij een efficiëntie van 90% heeft. In afbeelding 6 is te zien hoe de koppel-toerenkarakteristiek van de motor zich weerhoud tegen de last. In combinatie met de juiste transmissie kan deze motor goed ingezet worden bij de moonrover. In Bijlage A is de datasheet te zien van deze motor.



Figuur 6: koppel-toerenkarakteristiek RE25 118745

4.2 transmissiekeuze

In afbeelding 6 is duidelijk te zien dat een transmissie duidelijk aan te raden is voor het gebruiken van deze motor in de situatie van de moonrover. Het maximale koppel is eignelijk aan de lage kant en zonder transmissie maakt de motor veel te veel toeren. Door gebruik te maken van een transmissie kunnen we er voor zorgen dat er meer koppel beschikbaar komt met minder toeren. Hierdoor zal de motor efficiënter gaan Werken omdat hij minder torque hoeft te leveren en hij vaker rond zijn nominale toerental zal draaien. In de datasheet van de motor (bijlage A) worden er voor deze motor een aantal transmissies aangeraden binnen deze selectie en de selectie van maxon hebben wij gekozen voor de Planetary Gearhead GP 32 A 166158. Deze transmissie heeft een gear ratio van 14:1 en een efficiëtie van 75%. Met deze eigenschappen zal de koppel-toerenkarakteristiek veranderen wat te zien is in afbeelding 7 hier is duidelijk te zien dat met deze transmissie de wielen niet veel te hard kunnen draaien en dat er meer dan voldoende torque beschikbaar is voor de moonrover. Het extra koppeloverschot zorgt er ook nog voor dat de motor niet te hard hoeft te werken om de moonrover te kunnen verplaatsen.



Figuur 7: koppel-toerenkarakteristiek met GP 32 A 166158

4.3 efficiëntie

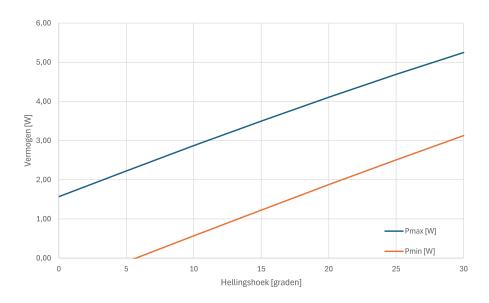
Hieronder word het vermogen berkent wat de motor opneemt bij een bepaalde hoeveelheid koppel. In afbeelding 8 is te zien hoe het minimale en maximale vermogen zich weerhoudt tegen de helling waar de moonrover op rijdt. Dit is het vermogen wat de motor opneemt.

Formules: constante:
$$P = F \cdot v \qquad v = 2.1[m/s]$$

$$F = \frac{T}{r} \qquad (7) \qquad T = 0.1265[mNm]$$

$$\downarrow \qquad r = 0.075[m]$$

$$P = 5.25[W]$$



Figuur 8: vermogenskarakteristiek

De motor heeft een efficiëntie van een 90%

De transmissie heeft een efficiëntie van 75%

Samen komt dit op een totale efficiëntie van 67,5%

Dit betekent dat er van het vermogen wat er in de motor gaat er 67.5% effectief gebruikt word en de rest opgaat in warmte.

4.4 Warmtedisipatie

De motoren worden geleverd door het merk Maxon. Maxon heeft aangegeven dat zij de gekozen motor "maan bestendig" zullen maken. Hierbij zal ook rekening gehouden worden met de temperatuurverschillen op de maan en de warmte dissipatie hiervan.

Conclusie

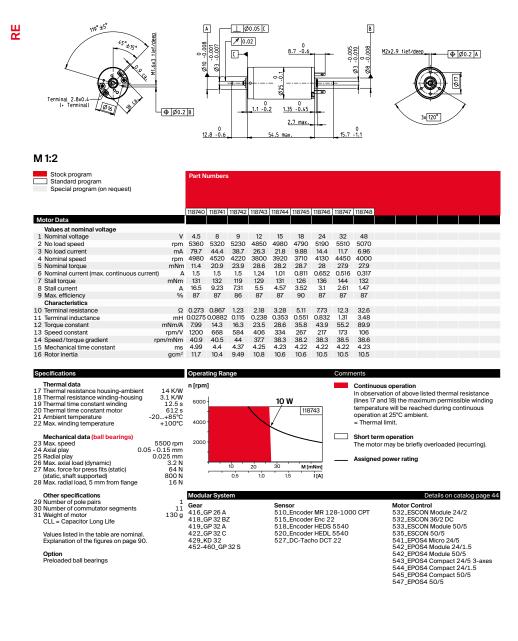
Het onderzoek naar de aandrijftechniek van de moonrover heeft geleid tot de selectie van de RE25 118745 motor in combinatie met de Planetary Gearhead GP 32 A 166158 transmissie. De keuze voor deze motor is gebaseerd op zijn efficiëntie van 90%, wat gunstig is voor de prestaties van de moonrover. De transmissie is essentieel gebleken om het maximale koppel te behalen en de motor rond zijn nominale toerental te laten werken. De berekende totale efficiëntie van 67,5% benadrukt het belang van het optimaliseren van zowel de motor als de transmissie voor een effectieve aandrijving van de moonrover. In conclusie biedt dit onderzoek een solide basis voor de verdere ontwikkeling en implementatie van de diverse componenten in de moonrover, met een focus op efficiëntie, prestaties en betrouwbaarheid in een uitdagende omgeving.

Referenties

- [1] B. Bozon. [Online]. Available: https://canvas.hu.nl/courses/39370
- [2] Maxongroup. [Online]. Available: https://www.maxongroup.nl/maxon/view/catalog

A Datasheet RE25 118745

RE 25 Ø25 mm, precious metal brushes CLL, 10 watt

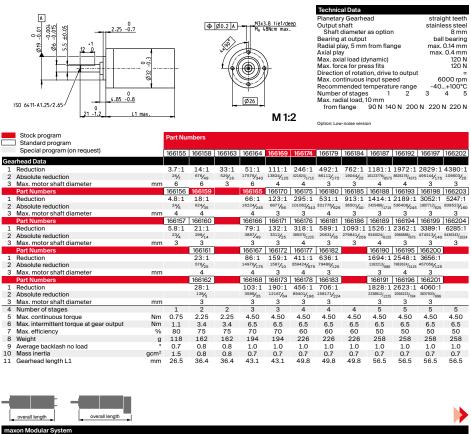


152 maxon DC motor April 2022 edition / subject to change

[2]

B Datasheet GP 32 A 166158

Planetary Gearhead GP 32 A Ø32 mm, 0.75-4.5 Nm



overall length		overall length													
maxon Modula															
+ Motor		+ Sensor/Brake	Page								or/brake)				
RE 25	144/146			81.1	91.0	91.0	97.7	97.7		104.4	104.4	111.1	111.1	111.1	111
RE 25	144/146		478	92.1	102.0	102.0	108.7	108.7	115.4	115.4	115.4	122.1	122.1	122.1	122
RE 25		Enc 22	483	95.2	105.1	105.1	111.8	111.8	118.5	118.5	118.5	125.2	125.2	125.2	125
RE 25		HED_5540	486/488	101.9	111.8	111.8	118.5	118.5	125.2	125.2	125.2	131.9	131.9	131.9	131
RE 25		DCT 22	495	103.4	113.3	113.3	120.0	120.0	126.7	126.7	126.7	133.4	133.4	133.4	133
RE 25, 20 W	145			69.6	79.5	79.5	86.2	86.2	92.9	92.9	92.9	99.6	99.6	99.6	99
RE 25, 20 W	145	MR	478	80.6	90.5	90.5	97.2	97.2	103.9	103.9	103.9	110.6	110.6	110.6	110
RE 25, 20 W	145	HED_5540	487/490		100.3	100.3	107.0	107.0	113.7	113.7	113.7	120.4	120.4	120.4	120
RE 25, 20 W	145	DCT 22	495	91.9	101.8	101.8	108.5	108.5	115.2	115.2	115.2	121.9	121.9	121.9	121
RE 25, 20 W	145	AB 28	535	103.7	113.6	113.6	120.3	120.3	127.0	127.0	127.0	133.7	133.7	133.7	130
RE 25, 20 W	145	HED_5540/AB 28	487/535	120.9	130.8	130.8	137.5	137.5	144.2	144.2	144.2	150.9	150.9	150.9	150
RE 25, 20 W	146	AB 28	535	115.2	125.1	125.1	131.8	131.8	138.5	138.5	138.5	145.2	145.2	145.2	145
RE 25, 20 W	146	HED_5540/AB 28	486/535	132.4	142.3	142.3	149.0	149.0	155.7	155.7	155.7	162.4	162.4	162.4	162
RE 30, 15 W	147			94.6	104.5	104.5	111.2	111.2	117.9	117.9	117.9	124.6	124.6	124.6	124
RE 30, 15 W	147	MR	479	106.0	115.9	115.9	122.6	122.6	129.3	129.3	129.3	136.0	136.0	136.0	136
RE 30, 15 W	147	HED 5540	486/488	115.4	125.3	125.3	132.0	132.0	138.7	138.7	138.7	145.4	145.4	145.4	145
RE 30, 60 W	148			94.6	104.5	104.5	111.2	111.2	117.9	117.9	117.9	124.6	124.6	124.6	124
RE 30, 60 W	148	MR	479	106.0	115.9	115.9	122.6	122.6	129.3	129.3	129.3	136.0	136.0	136.0	136
RE 30, 60 W	148	HED 5540	486/488	115.4	125.3	125.3	132.0	132.0	138.7	138.7	138.7	145.4	145.4	145.4	145
RE 35, 90 W	149			97.6	107.5	107.5	114.2	114.2	120.9	120.9	120.9	127.6	127.6	127.6	127
RE 35, 90 W	149	MR	479	109.0	118.9	118.9	125.6	125.6	132.3	132.3	132.3	139.0	139.0	139.0	139
RE 35, 90 W	149	HED 5540	486/488	118.3	128.2	128.2	134.9	134.9	141.6	141.6	141.6	148.3	148.3	148.3	148
RE 35, 90 W	149	DCT 22	495	115.7	125.6	125.6	132.3	132.3	139.0	139.0	139.0	145.7	145.7	145.7	145
RE 35, 90 W	149	AB 28	535	133.7	143.6	143.6	150.3	150.3	157.0	157.0	157.0	163.7	163.7	163.7	163
RE 35, 90 W	149	HEDS 5540/AB 28	486/535	150.9	160.8	160.8	167.5	167.5	174.2	174.2	174.2	180.9	180.9	180.9	180
00, 00 **	1 10	TIEDO GO FOIAD 20	.53/000	100.0	100.0	200.0	207.0	107.0	2. 4.2	2.7.2	2, 4.2	200.0	100.0	100.0	100

March 2021 edition / subject to change maxon gear 393

[<mark>2</mark>]