# Aandrijftechniek Moonrover

# Vollmuller, Michel 1809572

Willems, Tijmen 1805057

michel.vollmuller@student.hu.nl tijmen.willems@student.hu.nl

## 28 maart 2024

#### Samenvatting

Hier komt een mooie abstract

# ${\bf Inhoud sopgave}$

1	Inle	eiding	2				
2 Analyze							
		Vraagstelling	2				
	2.2	Specificaties					
3	Lasten						
	3.1	Rollast	3				
	3.2	Hellingslast	3				
	3.3	Grip	4				
	3.4	Versnelling	5				
	3.5	Snelheid	5				
	3.6	Conclusie	6				
4	Motor						
	4.1	Motorkeuze	7				
	4.2	transmissiekeuze	7				
	4.3	efficientie	7				
	4.4	Warmtedisipatie					
	4.5	Conclusie					
$\mathbf{A}$	ppen	dices	9				
A	Dat	casheet RE25 118745	g				
В	Dat	casheet Planetary Gearhead GP 32 A 166158	10				

# 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 Analyze

#### 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 efficientie van de motor?

## 2.2 Specificaties

ъ л				
IVI	oc	m	.oz	er

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

Wielen

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

Eisen / Wensen

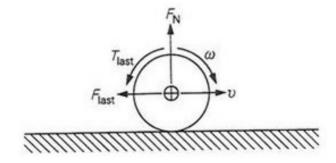
topsnelhied vlakke grond :  $2.1\,m/s$  versnelling vlakke grond :  $0.7\,m/s^2$  vertraging vlakke grond :  $0.5\,m/s^2$  max helling :  $30\,\mathrm{degrees}$ 

## 3 Lasten

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

#### 3.1 Rollast

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



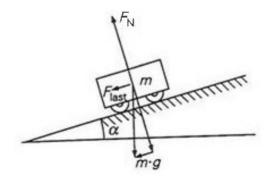
Figuur 1: rollast krachten

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

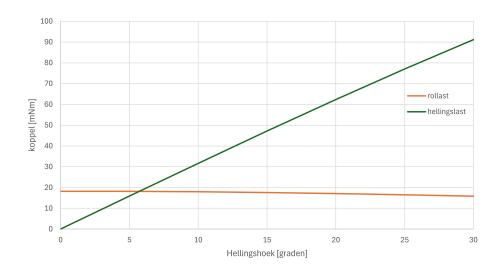
Hellingslast is de last die om de hoek komt kijken zodra de moonrover zich onder een helling bevindt. Wanneer deze helling stijgend is zal dit de last zijn die overtroffen moet worden om voorruit te komen. Wanneer deze helling dalend is is dit de last die overtroffen moet worden of tot stilstand te komen.



Figuur 2: hellinglast krachten

Formules: constante:

$$T_{last} = f_Z \cdot sin(\alpha) \cdot r$$
  $r = 0,075[m]$   $m = 1,5[N]$   $g = 1,62[m/s^2]$   $T_{last} = 2.43 \cdot 0 \cdot 0.075 = 0[mNm]$   $\alpha = 0^{\circ}$ 



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  $\approx 5.7^{\circ}$  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:

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

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

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

$$0.1 = sin(\alpha)$$

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

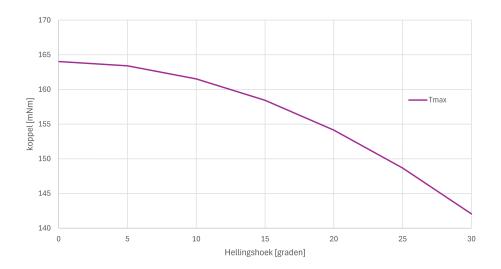
$$\alpha = 5.72^{\circ}$$
(3)

#### 3.3 Grip

Onder grip verstaan we de hoeveelheid torque die op de aandrijving gegeven kan worden zonder dat het wiel zal gaan slippen. Hierbij berkenen we dus ook wat de maximale torque 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 berkend wat nodig is om de beoogde versnelling te behalen.

Formules:

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:  $omtrek = 2 \cdot \pi \cdot r$ 

$$omtrek = 2 \cdot \pi \cdot r$$

$$speed_{max} = 2.1[m/s]$$

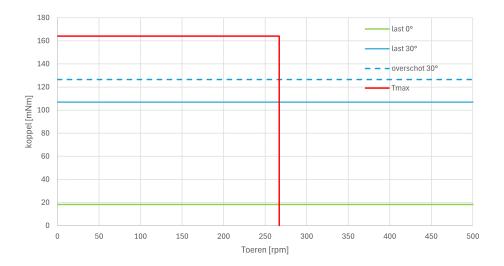
$$snelheid = \frac{speed_{max}}{omtrek} = \frac{2.1}{0.47} = 4.46[omw/s]$$

$$= 267.4[rpm]$$

$$(6)$$

### 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 selecteren voor de moonrover. In afbeelding 5 is het werkgebied te zien van de moonrover doormiddel van de rode lijnen. In het volgnende hoofdstuk zal er een geschikte motor en transmissie geselecteerd worden die juist aansluit bij deze last.



Figuur 5: Lasten moonrover

#### 4 Motor

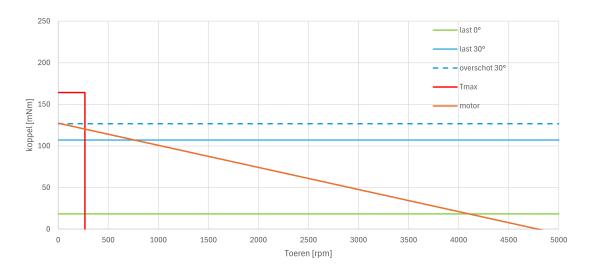
In het volgende hoofdstuk is zijn de lasten van de moonrover bepaald. Op basis van deze gegevens kunen we de juiste motor gaan selecteren voor de moonrover. Door de leverancier "Maxonïs er een advies gedaan van een reeks motoren en transmissies;

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

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 kieze 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 efficientie van 90 heeft. In afbeelding 6 is te zien hoe de koppel toeren karakteristiek 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 toeren karakteristiek RE25 118745

#### 4.2 transmissiekeuze

#### 4.3 efficientie

#### 4.4 Warmtedisipatie

Voor de moonrover zullen de motoren geleverd worden van het merk Maxon. Maxon heeft aangegeven dat zij de gekozen motor "maan bestendig" zullen maken. Hierbij zal ook rekening gehouden met de temperatuur verschillen op de maan en de warmte dissipatie hiervan.

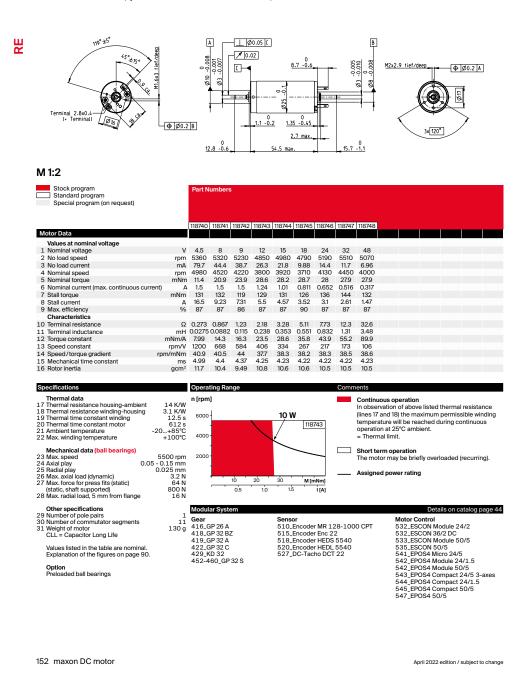
#### 4.5 Conclusie

# Conclusie

# **Appendices**

### A Datasheet RE25 118745

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



Figuur 7: datasheet RE25 118745

maxon gear 393

# B Datasheet Planetary Gearhead GP 32 A 166158

#### Planetary Gearhead GP 32 A Ø32 mm, 0.75-4.5 Nm Planetary Gearhead Output shaft Shaft diameter as option M3x3.8 fief/deep M\_ 48Ncm max. Bearing at output Radial play, 5 mm from flange Axial play Max. axial load (dynamic) Max. force for press fits Direction of rotation, drive to output 0 4.85 -0.8 M 1:2 Stock program Standard program Special program (on request) Gearhead Data Reduction Absolute reduction 6343 4 4 3 3 4 4 3 3 4 8 186165 166175 166180 166185 166188 166193 166198 166203 1661: 123:1 295:1 531:1 913:1 1414:1 2189:1 3052:1 5247:1 16222/<sub>245</sub> 6877<sub>66</sub> 10062/<sub>443</sub> 331779/<sub>225</sub> 36503/<sub>40</sub> 242589/<sub>115</sub> 538-609/<sub>245</sub> 100712/<sub>53</sub> 839523/<sub>60</sub> Max. motor shaft diameter Part Numbers Reduction Absolute reduction Max. motor shaft diameter Part Numbers Reduction Absolute reduction Max. motor shaft diameter Part Numbers Reduction Absolute reduction Max. motor shaft diameter 4 3 4 3 166168 166173 166178 166183 103:1 190:1 456:1 706:1 3 4 3 166191 166196 166201 1828:1 2623:1 4060:1 Part Numbers 1 Reduction 2 Absolute reduction 3 Max. motor shaft diameter 4 Number of stages Nm Nm % 5 Max. continuous torque 6 Max. intermittent torque at gear output 4.50 6.5 3.4 75 162 0.8 Max. efficiency 70 194 60 226 50 258 50 258 Max. efficiency Weight Average backlash no load Mass inertia Gearhead length L1 1.0 0.7 43.1 1.0 0.7 56.5 1.0 1.0 1.0 0.7 56.5 0.8 0.8 36.4 0.7 overall length Page + Sensor/Bra 144/146 144/146 MR 144/146 Enc 22 144/146 HED\_5540 144/146 DCT 22 145 145 MR 145 HED\_5540 145 DCT 22 97.7 97.7 108.7 108.7 111.8 111.8 118.5 118.5 120.0 120.0 86.2 86.2 97.2 97.2 107.0 100.5 104.4 115.4 118.5 125.2 126.7 92.9 103.9 113.7 RE 25 RE 25 RE 25 104.4 115.4 118.5 125.2 91.0 91.0 102.0 102.0 111.1 122.1 125.2 131.9 133.4 99.6 110.6 120.4 121.9 133.7 150.9 145.2 162.4 124.6 136.0 145.4 124.6 136.0 145.4 127.6 139.0 105.1 105.1 111.8 111.8 118.5 125.2 125.2 131.9 486/488 101.9 495 103.4 RE 25 RE 25 RE 25, 20 W RE 25, 20 W RE 25, 20 W 113.3 113.3 79.5 79.5 90.5 90.5 100.3 100.3 100.3 100.3 101.8 101.8 113.6 113.6 125.1 125.1 142.3 142.3 104.5 104.5 105.3 125.3 104.5 104.5 105.3 125.3 105.3 125.3 107.5 107.5 118.9 118.9 128.2 128.2 128.6 125.6 RE 25, 20 W RE 30, 15 W RE 30, 15 W RE 30, 16 W RE 30, 60 W RE 30, 60 W RE 35, 90 W RE 35, 90 W RE 35, 90 W RE 35, 90 W DCT 22 AB 28 HED\_5540/AB 28 AB 28 HED\_5540/AB 28 495 535 487/535 535 486/535 145 145 146 146 147 147 147 148 148 148 149 149 108.5 120.3 137.5 131.8 149.0 111.2 122.6 132.0 111.2 122.6 132.0 108.5 120.3 137.5 131.8 149.0 111.2 122.6 132.0 111.2 122.6 132.0 114.2 125.6 134.9 115.2 127.0 144.2 138.5 155.7 117.9 129.3 138.7 117.9 129.3 138.7 120.9 132.3 141.6 479 486/488 HED\_5540 479 486/488 MR HED\_5540 132.0 114.2 125.6 134.9 138.7 120.9 132.3 141.6 MR HED 5540 479 486/488 RE 35, 90 W RE 35, 90 W 149 149 125.6 143.6 125.6 143.6 132.3 150.3 139.0 157.0 139.0 157.0 145.7 163.7 RE 35, 90 W HEDS 5540/AB 28 486/535 160.8 160.8 167.5 180.9

Figuur 8: datasheet Planetary Gearhead GP 32 A 166158

March 2021 edition / subject to change