Aandrijftechniek Euro Moon Rover Casus

Jelmer Hemstra, 1810225, Flint Wardenaar, 1771881 $29 \ \mathrm{maart} \ 2024$

Inhoudsopgave

| 1 | Inleiding | 3 |
|---|---|---|
| 2 | Analyse | 3 |
| | Analyse 2.1 Onderzoeksvragen | 3 |
| | 2.2 Eisen | 3 |
| | 2.3 Gegevens | 3 |
| 3 | Onderzoek | 3 |
| | 3.1 Statische last | 4 |
| | 3.2 Dynamische last | 4 |
| | 3.2 Dynamische last3.3 Meest voorkomende last | 5 |
| 4 | Resultaten | 6 |
| | Resultaten 4.1 last | 6 |
| | 4.2 Motor | 6 |
| | 4.3 gearbox | 6 |
| 5 | Advies | 7 |

Samenvatting

In dit document wordt de casus van de aandrijftechniek van de moonnrover behandeld. Voor deze casus schrijven wij een adviesrapport voor de keuze van de motor en gearbox.

1 Inleiding

In dit document wordt de casus van de aandrijftechniek van de rover behandeld.

2 Analyse

2.1 Onderzoeksvragen

Hoofdvraag:

Welke cobinatie van motor en overbrenging, van de familie "RE25 1187xx" en "Planetary Gearhead GP xx xx" respectievelijk, is het meest geschikt als aandrijving van de "Euro Moon Rover"?

Deelvragen:

- Wat is de statische last?
- Wat is de dynamische last?
- Wat is de meest voorkomende last?

2.2 Eisen

Uit de opdrachtsbeschrijving zijn de volgende eisen gehaald:

- 1. De rover moet een helling van 20° op en af kunnen rijden.
- 2. De rover moet kunnen versnellen met $0.7[m/s^2]$ en vertragen met $0.5[m/s^2]$.
- 3. De rover moet een topsnelheid hebben van ninstens 2.1[m/s].
- 4. De motor moet deel uitmaken van de "RE25 1187xx" familie en heeft een diameter van 25mm.
- 5. De overbrenging moet deel uitmaken van de "Planetary Gearhead GP xx xx" familie.

2.3 Gegevens

Uit de opdracht zijn de volgende gegevens gehaald:

- De massa van de de rover: m = 6[kg]
- De valversnelling op de maan: $g_m = 1.62[m/s^2]$
- De rolweerstandscoëfficiënt: $\mu_r = 0.1$
- De straal van de wielen: r = 0.075[m]
- De massatraagheidvan de wielen: $J = 0.0021[kg \cdot m^2]$

Ook zijn de eisen genoteerd als gegevens:

- De maximale helling: $\theta_{max} = 20^{\circ}$
- De maximale versnelling: $a_{max} = 0.7[m/s^2]$
- De maximale snelheid: $v_{max} = 2.1[m/s]$

3 Onderzoek

Om te bepalen welk type motor het beste is voor de toepassing wordt er vooral gekeken naar de last die de motor moet verdragen. De last is opgedeeld in statische en dynamische last. De statische last is de last die de motor moet verdragen als de rover een vaste snelheid heeft. De dynamische last is de last die de motor moet verdragen als de rover versnelt of vertraagt.

$$T_{tot} = T_{stat} + T_{dyn} \tag{1}$$

3.1 Statische last

Er zijn twee onderdelen in de statische last, namelijk de zwaartekracht en de rolweerstand.

Zwaartekracht

Met de zwaartekracht wordt de kracht bedoeld die resulteerd uit de kracht die de rover omlaag duwt en de normaalkracht van het oppervlakte. Deze resulterende kracht is ervoor verantwoordelijk dat de rover de helling af "wil" rollen. Deze is te berekenen met de formule:

$$F_z = m \cdot g \cdot \sin(\theta) \tag{2}$$

- F_z is last die de zwaartekracht veroorzaakt in [N]
- m is de massa van de rover in [kg]
- g is de zwaartekracht in $[m/s^2]$
- θ is de hoek van de helling in [rad]

Rolweerstand

De rolweerstand is de kracht die het rollen tegenwerkt en is een gevolg van de frictie tussen de wielen en de grond. Deze kracht is te berekenen met de formule:

$$F_{rw} = u_r \cdot m \cdot g \cdot \cos(\theta) \tag{3}$$

- F_{rw} is de last die de rolweerstand veroorzaakt in [N]
- \bullet u_r is de rolweerstandscoëfficiënt
- g is de zwaartekracht in $[m/s^2]$
- θ is de hoek van de helling in [rad]

Totaal statische last

De totale statische last is dan de som van de zwaartekracht en de rolweerstand:

$$F_{stat} = F_z + F_{rw} \tag{4}$$

Om de motor te selecteren moet er gekeken worden naar de koppel. Om de koppel te berekenen per motor moet de volgende formule gebruikt worden:

$$T_{stat} = \frac{F_{stat} \cdot r}{4} \tag{5}$$

Let hierbij op dat de deze last **per wiel** geldt.

3.2 Dynamische last

De dynamische last volgt uit twee onderdelen: de massa van de rover en de massatraagheid van de wielen.

Massa

De last die volgt uit de massa van de rover is te berekenen met de formule:

$$T_m = m \cdot a \cdot r \tag{6}$$

- T_m is het koppel die nodig is om de rover te versnellen [Nm]
- m is de massa van de rover in [kg]
- a is de versnelling van de rover in $[m/s^2]$
- r is de straal van het wiel in [m]

Massatraagheid

De massatraagheid **per wiel** is te berekenen met de formule:

$$T_J = \frac{J \cdot a}{r} \tag{7}$$

- T_J is het koppel dat nodig is voor de hoekversnelling van het wiel, in [Nm]
- J is het traagheidsmoment van de wielen, in $[kg \cdot m^2]$
- a is de versnelling van de rover, in $[m/s^2]$
- r is de straal van het wiel, in [m]

Totaal dynamische last

De totale dynamische last koppel **per wiel** is beschreven met de formule:

$$T_{dyn} = \frac{T_m}{4} + T_J \tag{8}$$

3.3 Meest voorkomende last

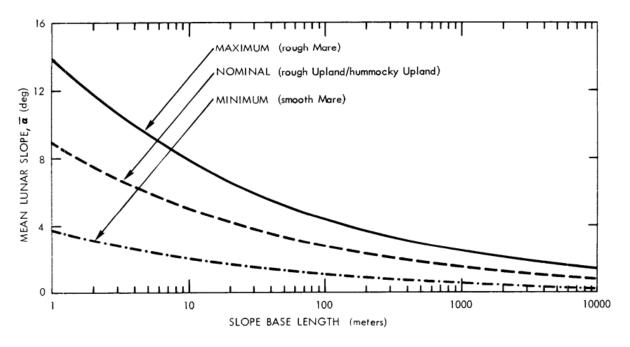
Omdat de rover op zonne energie zal gaan rijden, is het belangrijk dat de energie efficiënt gebruikt wordt. Door te onderzoeken welke last het meeste voorkomt, kan de motor en overbrenging zo worden gekozen om het meest efficiënt te werken voor die last. In lastberekeningen zijn maar drie variabelen: snelheid, versnelling en hellingshoek.

Dynamiek

We gaan ervan uit dat de rover altijd probeert om zijn maximale snelheid te rijden. De rover zal op zijn langst 7 seconden in versnelling zijn. 4 seconden vertragen en dan 3 seconden versnellen. We maken de aanname dat de gemiddelde reistijd van de rover vele malen groter zal zijn dan die 7 seconden. Om deze reden optimaliseren we de efficiëntie enkel op de statische last.

Terein

Om een inschatting te maken over het terein op de maan is er een schriftelijk onderzoek gedaan. Uit dit onderzoek is een publicatie van NASA gevonden uit 1969 (nasa sp-8023, 1969), waarin de eigenschappen van het maanlandschap worden beschreven. In de grafiek in figuur 1 is te zien hoe groot de gemiddelde helling is op de maan. Door te kijken naar de kleinste hellinglengte en het nominale landschap, zien we dat de gemiddelde helling zo'n 8.5° is.



Figuur 1: Variatie gemiddelde maanhelling

4 Resultaten

In dit hoofdstuk worden de resultaten van het onderzoek gepresenteerd.

4.1 last

De statische en dynamische lasten zijn berekend voor verschillende hellingen. Deze berekeningen zijn gedaan met formule x en y. De hellingen die we hebben gekozen om uit te rekenen zijn -20, -8,5, 0, 8,5 en 20 graden. De reden hiervoor is toegelicht in het onderzoek. Uit deze berekeningen zijn de volgende resultaten gekomen:

| Helling | -20° | -8.5° | 0° | 8.5° | 20° |
|-----------------|---------------|----------------|--------|--------|--------|
| Statisch [mNm] | -45.20 | -8.91 | 18.22 | 44.96 | 79.45 |
| Dynamisch [mNm] | 98.33 | 98.33 | 98.33 | 98.33 | 98.33 |
| Totaal [mNm] | 53.13 | 89.43 | 116.57 | 143.31 | 177.81 |

Tabel 1: Helling - Koppel

Deze tabel laat zien dat de grootste last die de motor moet verdragen is bij een versnelling van $0.7 \ [m/s^2]$ op een helling van 20 graden.

4.2 Motor

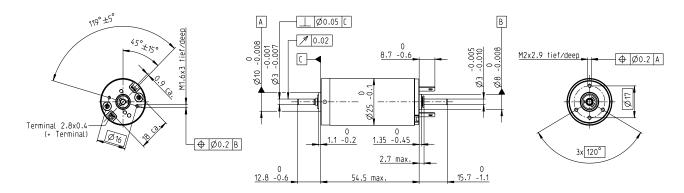
De motor is gekozen aan de hand van de tabel 1 in hoofdstuk 3.1. Ook is er gekeken naar de gearbox daar geldt namenlijk dat hoe minder vertanding de gearbox hoeft te doen hoe efficienter deze is. Hierdoor is er gekozen voor een so traag mogelijke motor binnen de RE25 1187 serie. De motor die gekozen is is de RE25 118745. Hiervan staat de datasheet in de bijlage. Deze motor heeft een nominale snelheid van 3710 [rpm], een maximale efficientie van 90 procent en een nominale koppel van 28.7 [mNm]. De no-load snelheid is 4790 [rpm].

4.3 gearbox

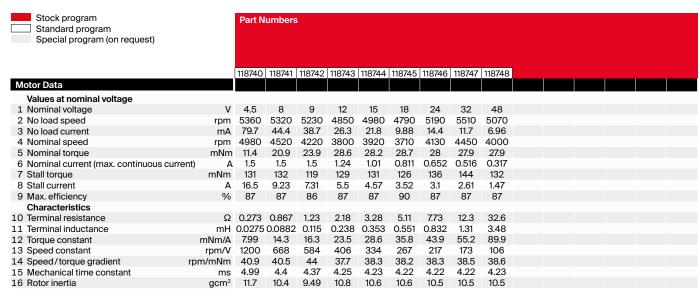
De gearbox is gekozen aan de hand van de motor. In de datasheet van de motor worden namenlijk een aantal gearboxes aangeraden. Een daarvan is degende die wij gekozen hebben, namenlijk de GP 26A 406757. Deze gearbox heeft een vertanding van 5.2:1. dit zorgt voor een Nominale snelheid van 710 [rpm] en een nominale koppel van 150 [mNm]. Dit is meer dan genoeg koppel om met een constante snelheid van 2.1 [m/s] te rijden op een helling van 20 graden.

5 Advies

Het advies wat blijkt uit dit verslag is om de RE25 118745 motor te gebruiken in combinatie met de GP 26A 406757 gearbox. Deze combinatie voldoet aan alle eisen die gesteld zijn in de opdracht. De motor heeft een nominale snelheid van 3710 [rpm] en een nominale koppel van 28.7 [mNm]. De gearbox heeft een vertanding van 5.2:1 en daardoor wordt de nominale snelheid 710 [rpm] en de nominale koppel van 150 [mNm]. Dit is meer dan genoeg om een constante snelheid van 2.1 [m/s] te rijden op een helling van 20 graden. Ook kan er met deze motor en gearbox op een helling van 20 graden versneld worden met 0.7 [m/s] en vertraagd worden met 0.5 [m/s]. Deze motor en gearbox combinatie is een van de meest efficiente combinaties die er zijn voor deze toepassing met de gestelde serie eisen. De beweerde efficientie van 90 procent is de hoogste in de RE25 1187 serie.



M 1:2



Specifications Operating Range Comments Thermal data n [rpm] Continuous operation 17 Thermal resistance housing-ambient 14 K/W In observation of above listed thermal resistance 18 Thermal resistance winding-housing 19 Thermal time constant winding 3.1 K/W 12.5 s 10 W (lines 17 and 18) the maximum permissible winding temperature will be reached during continuous 118743 612 s -20...+85°C 20 Thermal time constant motor operation at 25°C ambient. 21 Ambient temperature 4000 = Thermal limit. 22 Max. winding temperature +100°C Mechanical data (ball bearings) Short term operation 5500 rpm 2000 23 Max. speed The motor may be briefly overloaded (recurring). 24 Axial play 0.05 - 0.15 mm 25 Radial play 0.025 mm Assigned power rating 3.2 N 64 N 26 Max. axial load (dynamic) 10 20 30 M [mNm] 27 Max. force for press fits (static) (static, shaft supported) 1.0 800 N İ[A] 28 Max. radial load, 5 mm from flange 16 N

Other specifications Modular System Details on catalog page 44 29 Number of pole pairs Gear Sensor Motor Control 30 Number of commutator segments $1\overline{1}$ 416_GP 26 A 418_GP 32 BZ 510_Encoder MR 128-1000 CPT 515_Encoder Enc 22 532_ESCON Module 24/2 130 g 31 Weight of motor 532_ESCON 36/2 DC CLL = Capacitor Long Life 419_GP32A 518_Encoder HEDS 5540 533_ESCON Module 50/5 422 GP 32 C 520_Encoder HEDL 5540 Values listed in the table are nominal.

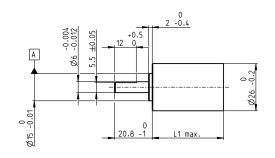
 Values listed in the table are nominal.
 422_GP 32 C
 520_Encoder HEDL 5540
 535_ESCON 50/5

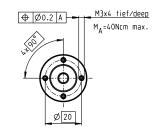
 Explanation of the figures on page 90.
 429_KD 32
 527_DC-Tacho DCT 22
 541_EPOS4 Micro 24/5

 Option
 542_EPOS4 Module 24/1.5
 542_EPOS4 Module 50/5
 542_EPOS4 Compact 24/5 3-axes

 Preloaded ball bearings
 544_EPOS4 Compact 24/5 3-axes
 544_EPOS4 Compact 24/5 5-545_EPOS4 Compact 24/5 5-545_EPOS4 Compact 24/5 5-545_EPOS4 Compact 24/5 5-545_EPOS4 Compact 50/5

Planetary Gearhead GP 26 A Ø26 mm, 0.75-4.5 Nm

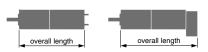




| Technical Data | | | | | |
|---|-----------|-------------|----------|--|--|
| Planetary Gearhead | | straigh | nt teeth | | |
| Output shaft | stainless | steel, ha | rdened | | |
| Bearing at output | preloade | ed ball be | earings | | |
| Radial play, 5 mm from fla | nge | max. 0.1 mm | | | |
| Axial play at axial load | < 6 N | | 0 mm | | |
| | > 6 N | max. (|).4 mm | | |
| Max. axial load (dynamic) | | | 120 N | | |
| Max. force for press fits | | | 120 N | | |
| irection of rotation, drive to output = | | | | | |
| Max. continuous input speed 8000 rpm | | | | | |
| Recommended temperature range -30+100°0 | | | | | |
| Extended range as opti- | on | -40 | +100°C | | |
| Number of stages | 1 | 2 | 3 | | |
| Max. radial load, 12 mm | | | | | |
| from flange | 70 N | 110 N | 140 N | | |

M 1:2

| | Stock program Standard program Special program (on request) | | Part Numbers | | | | | | | | | |
|---------------|---|------------------|--------------|----------|----------|---------|-------------|-------------|-------------|-----------|-----------|--|
| | | | 406757 | 406762 | 406764 | 406767 | 406128 | 406769 | 406770 | 406771 | 406092 | |
| Gearhead Data | | | | | | | | | | | | |
| 1 | Reduction | | 5.2:1 | 19:1 | 27:1 | 35:1 | 71:1 | 100:1 | 139:1 | 181:1 | 236:1 | |
| 2 | Absolute reduction | | 57/11 | 3591/187 | 3249/121 | 1539/44 | 226233/3179 | 204687/2057 | 185193/1331 | 87723/484 | 41553/176 | |
| 3 | Max. motor shaft diameter | mm | 3 | 3 | 3 | 3 | 3 | 3 | 3 | 3 | 3 | |
| 4 | Number of stages | | 1 | 2 | 2 | 2 | 3 | 3 | 3 | 3 | 3 | |
| 5 | Max. continuous torque | Nm | 0.75 | 2.25 | 2.25 | 2.25 | 4.5 | 4.5 | 4.5 | 4.5 | 4.5 | |
| 6 | Max. intermittent torque at gear output | Nm | 1.1 | 3.2 | 3.2 | 3.2 | 6.2 | 6.2 | 6.2 | 6.2 | 6.2 | |
| 7 | Max. efficiency | % | 90 | 80 | 80 | 80 | 70 | 70 | 70 | 70 | 70 | |
| 8 | Weight | g | 53 | 77 | 77 | 77 | 93 | 93 | 93 | 93 | 93 | |
| 9 | Average backlash no load | 0 | 0.5 | 0.7 | 0.7 | 0.7 | 0.8 | 0.8 | 0.8 | 8.0 | 0.8 | |
| 10 | Mass inertia | gcm ² | 0.96 | 0.54 | 0.54 | 0.54 | 0.31 | 0.31 | 0.31 | 0.31 | 0.31 | |
| 11 | Gearhead length L1 | mm | 23.4 | 32.9 | 32.9 | 32.9 | 39.5 | 39.5 | 39.5 | 39.5 | 39.5 | |
| 13 | Max. transmittable power (continuous) | W | 60 | 35 | 35 | 35 | 20 | 20 | 20 | 20 | 20 | |
| 14 | Max. transmittable power (intermittent) | W | 90 | 50 | 50 | 50 | 30 | 30 | 30 | 30 | 30 | |



| L |
|---|
| 2 |
| 9 |
| 1 |
| |
| |
| ļ |
| 9 |
| 7 |
| 9 |
| 2 |
| |
| |
| |
| |
| , |
| |
| |
| |
| |
| |
| |
| |
| |
| |
| |
| |
| |
| |
| |
| |
| |
| |
| |
| |
| |
| |
| |
| |
| |
| |
| |
| |