

INDICE	INDEX	INHALTSVERZEICHNIS
1.0 Caratteristiche	<i>Characteristics</i>	Merkmale 2
1.1 Designazione	<i>Designation</i>	Bezeichnung 3
1.2 Simbologia	<i>Symbols</i>	Verwendete symbole 3
1.3 Selezione	<i>Selection</i>	Getriebeauswahl 4
1.4 Verifica termica	<i>Temperature check</i>	Temperaturprüfung 6
1.5 Gioco angolare	<i>Backlash</i>	Winkelspiel 9
1.6 Carichi radiali e assiali su albero lento	<i>Radial and axial loads on output shaft</i>	Radial-und Axiallasten an der Ausgangswelle 9
1.7 Lubrificazione	<i>Lubrication</i>	Schmierung 9
1.8 Momento d'inerzia	<i>Moment of inertia</i>	Traegheitsmoment 10
1.9 Dati tecnici	<i>Technical data</i>	Technische Daten 12-18
1.10 Dimensioni	<i>Dimensions</i>	Abmessungen 12-19
1.11 Istruzioni per il montaggio del motore	<i>Instructions for assembly of motor</i>	Anleitung für Motormontage 20-21
1.12 Esempi di applicazioni	<i>Examples of applications</i>	Anwendungsbeispiele 22-23
1.13 Formulario	<i>Formulary</i>	Formelsammlung 24

1.0 CARATTERISTICHE

La serie di riduttori epicicloidali REP è il risultato di un ottimo rapporto tra economicità del prezzo e garanzia di precisione delle caratteristiche di funzionamento.

I nostri riduttori sono stati realizzati per un utilizzo prevalente sulle seguenti applicazioni:

- Macchine utensili
- Macchine per la lavorazione del legno
- Linee transfer
- Macchine da stampa
- Macchine automatiche per confezionamento ed imballaggio
- Automazioni
- Manipolatori
- Macchine serigrafiche
- Guide lineari

La gamma dei riduttori REP è costituita da 4 grandezze (075, 100, 125 e 150), a 1, 2 e 3 stadi di riduzione, ognuna con due o tre tipi di alberi uscita (AU...) e flange uscita di tipo FLT e FLQ.

Corpo: costruito in acciaio speciale da nitrurazione, garantisce robustezza e una elevata affidabilità nel tempo.

Flange: le flange in entrata ed in uscita sono costruite in alluminio e sono disponibili in molteplici varianti costruttive.

Alberi: sono costruiti in acciaio legato bonificato.

Ingranaggi: in acciaio legato da cementazione e tempra, con dentature rettificate.

Cuscinetti: di elevata qualità opportunamente dimensionati per garantire elevate durate e silenziosità di funzionamento.

1.0 CHARACTERISTICS

The planetary gearbox REP series is the result of the outstanding combination competitive price / precision guaranteed with regard to operating features.

Our gearboxes are manufactured for prevailing utilization in the following applications:

- Machine tools
- Machines for woodworking
- Transfer machines
- Printing machines
- Automatic machines for packaging
- Automation
- Mechanical hands
- Silk-screen process machines
- Linear guides

The REP series is available in 4 sizes (075, 100, 125 and 150), with 1, 2 or 3 reduction stages, with two or three types of output shaft (AU...) and two types of output flange (FLT and FLQ).

Housing: made of special nitrided steel to assure strength, high reliability and long life.

Flanges: input and output flanges made of aluminium and available in several versions.

Shafts: made of hardened and tempered alloy steel.

Gears: made of casehardened and tempered alloy steel, with ground toothing.

Bearings: high quality and suitably sized to assure long life and noiseless working.

1.0 MERKMALE

Die REP Serie von Planetengetrieben ist das Ergebnis des hervorragenden Beziehungs guter Preis / garantierte Präzision der Betriebseigenschaften. Unsere Getriebe sind für überwiegende Verwendung in der folgenden Applikationen hergestellt:

- Werkzeugmaschinen
- Holzbearbeitungsmaschinen
- Transfermaschinen
- Druckmaschinen
- Automatische Verpackungsmaschinen
- Automation
- Manipulatoren
- Siebdruckmaschinen
- Linearführungen

Die REP Serie ist in 4 Größen (075, 100, 125 und 150) mit 1, 2 oder 3 Untersetzungsstufen, mit zwei oder drei Typen von Abtriebswellen (AU...) und zwei Typen von Abtriebsflanschen (FLT und FLQ) verfügbar.

Gehäuse: aus Spezial-Nitrierstahl. Garantiert Robustheit und dauerhaft hohe Zuverlässigkeit.

Ein- u. Ausgangsflansche: aus Aluminium, in zahlreichen Varianten lieferbar.

Wellen: aus vergütetem Legierungsstahl.

Zahnräder: aus gehärteten Einsatzstahl mit geschliffenen Zahnflanken.

Lager: sind hochwertig und zweckmäßig bemessen, um eine lange Lebensdauer und einen geräuscharmen Lauf zu garantieren.

1.1 DESIGNAZIONE

1.1 DESIGNATION

1.1 BEZEICHNUNG

Riduttore epicicloidale Planetary gearbox Planetengetriebe	Grandezza Size Größe	Numero di stadi Steps Untersetzungsstufen	Coassiale Coaxial Koaxial	Rapporto di riduzione Ratio Untersetzungsverhältnis	Albero uscita Output shaft Durchmesser Abtriebswelle	Flangia uscita Output flange Ausgangsflansch	Albero entrata Input shaft Durchmesser Eingangsquelle	Flangia in entrata Input flange Eingangsflansch	Classe di precisione Precision class Präzisionsklasse
REP	075	2	C	100	AU16	FLT	AE12	P03	P
	075 100 125 150	1 2 3	C	3 - 343	Vedi tabella See tables Siehe Tab.	FLT FLQ	Vedi tabella See tables Siehe Tab.	Vedi tabella See tables Siehe Tab.	

1.2 SIMBOLOGIA

1.2 SYMBOLS

1.2 VERWENDETE SYMBOLE

$\alpha_{\max}$	[arcmin]	Gioco angolare standard	Standard backlash	Standard Winkelspiel
C	—	Coefficiente di dispersione termica	Loss of heat coefficient	Wärmeverlustkoeffizient
F_{A2}	[N]	Carico assiale in uscita [N] a 300min ⁻¹	Output axial load [N] at 300min ⁻¹	Axiallast an der Abtriebswelle bei 300min ⁻¹
fc	—	Fattore di ciclo	Cycle factor	Zyklusfaktor
F_{R2}	[N]	Carico radiale nominale in uscita [N] a 300min ⁻¹	Rated output radial load [N] at 300min ⁻¹	Nenn-Radiallast an der Abtriebswelle bei 300min ⁻¹
f_v	—	Fattore di ventilazione	Ventilation factor	Lüftungsfaktor
i	—	Rapporto di riduzione nominale	Nominal ratio	Nenn-Untersetzungsverhältnis
J	[kg·cm ²]	Momento d'inerzia	Moment of inertia	Traegheitsmoment
KU, KM	—	Coefficiente di utilizzo	Duty coefficient	Anwendungskoeffizient
L_h	[h]	Durata cuscinetti	Bearing life	Lebensdauer der Lager
LpA	dB(A)	Livello di rumorosità dB(A) a 3000 min ⁻¹	Noise level dB(A) at 3000 min ⁻¹	Geräuschpegel dB(A) bei 3000 min ⁻¹
$n_{1 \max}$	[min ⁻¹]	Velocità massima in entrata	Maximum input speed	Maximale Eingangsrehzahl
$n_{1 \text{ nom}}$	[min ⁻¹]	Velocità nominale in entrata	Nominal input speed	Nenn-Eingangsrehzahl
n_{1E}	[min ⁻¹]	Velocità media in ingresso	Average input speed	Durchschnittsrehzahl am Antrieb
n_{2E}	[min ⁻¹]	Velocità di rotazione media in uscita	Average rotation speed at output	Durchschnittsrehzahl am Abtrieb
n_{2N}	[min ⁻¹]	Velocità di rotazione nominale in uscita	Rated rotation speed at output	Nennrehzahl am Abtrieb
P_0	[W]	Potenza persa a vuoto	Loadless friction power	Verlustleistung ohne Last
P_η	[W]	Potenza persa proporzionale alla potenza applicata	Friction power proportional to the applied	Verlustleistung proportional zu der angewandten Leistung
Rd	—	Rendimento dinamico	Dynamic efficiency	Dynamischer Wirkungsgrad
R_t	[Nm / arcmin]	Rigidità torsionale	Torsional rigidity	Drehfestigkeit
T_0	[°C]	Temperatura ambiente	Ambient temperature	Umgebungstemperatur
$T_{\max}$	[°C]	Temperatura massima ammessa di funzionamento	Max. permitted temperature of operation	Max. Zulässigen Betriebstemperatur
$T_{1 \text{ AMOT}}$	[Nm]	Massima coppia di accelerazione del motore	Max. acceleration torque of motor	Maximales Beschleunigungsdrehmoment des Motors
T_{1E}	[Nm]	Coppia media in entrata	Average torque at input	Durchschnittsdrehmoment am Antrieb
T_{1n}	[Nm]	Coppia nominale del motore	Motor rated torque	Nennrehmoment des Motors
T_{2A}	[Nm]	Massima coppia di accelerazione in uscita	Max. acceleration torque at output	Maximales Beschleunigungsdrehmoment am Abtrieb
T_{2E}	[Nm]	Coppia media in uscita	Average torque at output	Durchschnittsdrehmoment am Abtrieb
T_{2N}	[Nm]	Coppia nominale intermittente in uscita	Rated intermittent output torque	Nenn-Abtriebsmoment (im Aussetzbetrieb)
T_{2S}	[Nm]	Coppia massima di emergenza in uscita	Maximum emergency output torque	Maximale Überlast
τ_c	[s]	Costante di tempo	Time constant	Zeitkonstante
T_s	[°C]	Temperatura massima di equilibrio	Maximum temperature of equilibrium	Maximale Ausgeglichen Temperatur
Zh	[1/h]	Numero di cicli ora	Number or cycles per hour	Zyklenzahl pro Stunde

1.3 SELEZIONE

Verifica meccanica

La selezione dei riduttori epicicloidali REP deve essere effettuata valutando se il servizio è intermittente o continuo.
Noto il ciclo di lavoro:

1.3 SELECTION

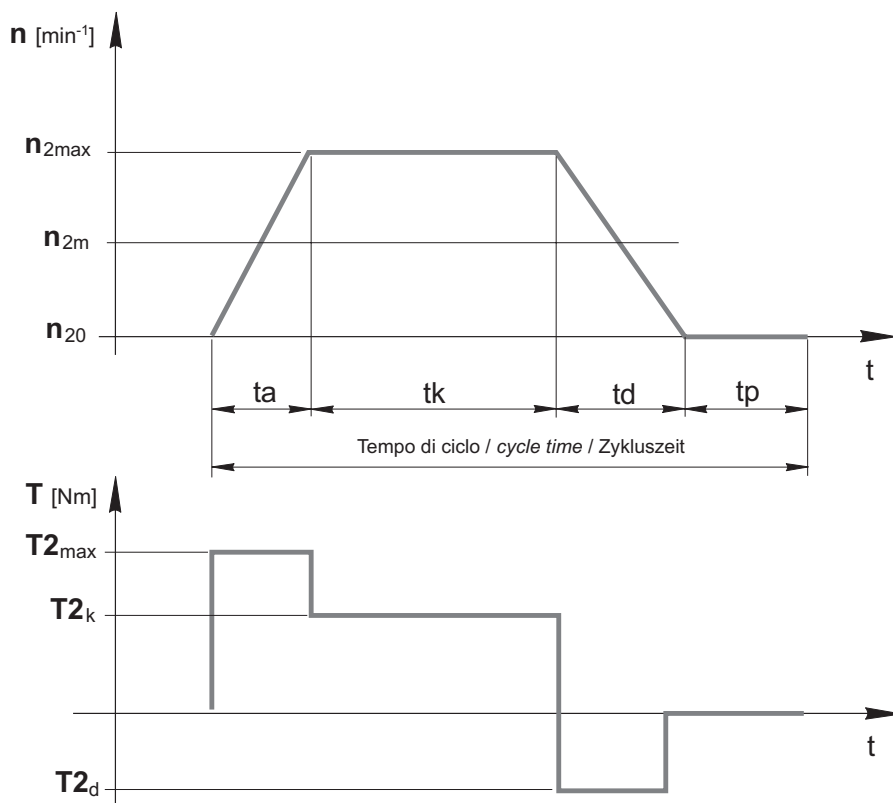
Mechanical check

*The selection of the REP planetary gearbox depends on whether the duty is continuous or intermittent.
The working cycle being:*

1.3 GETRIEBEAUSWAHL

Mechanische Prüfung

Bei der Wahl des REP Planetengetriebes soll es berücksichtigt werden, ob es um Aussetz- oder Dauerbetrieb handelt.
Bei bekannten Arbeitszyklus:



n_{2max} [min ⁻¹]	Velocità massima Max. speed Max. Drehzahl
n_{2m} [min ⁻¹]	Velocità media Average speed Durchschnittsdrehzahl
n₂₀ [min ⁻¹]	Velocità zero (motore fermo) Zero speed (motor off) Null Drehzahl (stillstehender Motor)
ta [s]	Tempo di accelerazione Acceleration time Beschleunigungszeit
tk [s]	Tempo di funzionamento a regime Standard time of operation Standardbetriebszeit
td [s]	Tempo di decelerazione Deceleration time Verzögerungszeit
tp [s]	Tempo di pausa Pause time Pausenzeit
T_{2max} [Nm]	Coppia massima Max. torque Maximaldrehmoment
T_{2k} [Nm]	Coppia a regime Standard torque Standardbetriebsdrehmoment
T_{2d} [Nm]	Coppia in decelerazione Decelerating torque Verzögerungsdrehmoment

si definiscono i coefficienti di utilizzo KU, KM secondo le seguenti formule:

calculate KU, KM duty coefficients with the following formulae:

darf der Anwendungskoeffizient KU, KM wie folgt kalkuliert werden:

$$KU = \frac{ta + tk + td}{ta + tk + td + tp} \cdot 100 \quad [\%]$$



se:
if:
ob:

KU < 60%
e / and / und
KM < 20 min



Funzionamento intermittente
Intermittent duty
Aussetzbetrieb

e
and
und

$$KM = \frac{ta + tk + td}{60} \quad [\text{min}]$$



se:
if:
ob:

KU ≥ 60
o / or / oder
KM ≥ 20 min



Funzionamento continuo
Continuous duty
Dauerbetrieb

Funzionamento intermittente

In questo caso, deve essere verificata la seguente relazione:

$$T_{2A} \geq T_{1AMOT} \cdot i \cdot f_c \cdot Rd$$

Dove :

T_{2A} = massima coppia di accelerazione in uscita garantita dal riduttore [Nm] (vedi tabelle delle prestazioni)
 T_{1AMOT} = massima coppia di accelerazione del motore [Nm]
 i = rapporto di riduzione
 f_c = fattore di ciclo (vedi tabella 1)
 Rd = rendimento dinamico (vedi tabella delle prestazioni)

Infine, si confronti il valore della velocità in entrata massima consentita (n_{1max} , v. tabella delle prestazioni) con la massima velocità di rotazione raggiunta in entrata dall'applicazione ($n_{1' max}$). Deve essere:

$$n_{1max} > n_{1' max}$$

Funzionamento continuo

In questo caso devono essere verificate le seguenti relazioni:

Intermittent duty

In case of intermittent duty, the following equation should be checked:

Where:

T_{2A} = max. acceleration torque at output guaranteed by the gearbox [Nm] (see tables of performance)
 T_{1AMOT} = max. acceleration torque of motor [Nm]
 i = reduction ratio
 f_c = cycle factor (see table 1)
 Rd = dynamic efficiency (see table of performance)

Finally, the permitted max. input speed (n_{1max} , see table of performance) has to be compared with the max. rotation speed reached by the application at input ($n_{1' max}$). The result has to be as follows:

Aussetzbetrieb

Bei Aussetzbetrieb soll die folgende Relation festgestellt werden:

Wobei:

T_{2A} = maximales Beschleunigungsdrehmoment am Abtrieb, das von Getriebe garantiert wird [Nm] (siehe Leistungstabellen)
 T_{1AMOT} = maximales Beschleunigungsdrehmoment des Motors [Nm]
 i = Übersetzungsverhältnis
 f_c = Zyklusfaktor (siehe Tabelle 1)
 Rd = dynamischer Wirkungsgrad (siehe Leistungstabelle)

Schließlich sollen das zulässige Maximaldrehzahl am Antrieb (n_{1max} , siehe Leistungstabelle) und das in der Applikation erreichten Maximaldrehzahl am Antrieb verglichen werden ($n_{1' max}$). Das Ergebnis soll wie folgt sein:

Continuous duty

In case of continuous duty the following equations have to be checked:

1) $T_{2A} \geq T_{1AMOT} \cdot i \cdot f_c \cdot Rd$

2) $T_{2N} \geq T_{2E}$

3) $n_{2N} \geq n_{2E}$

Dove :

T_{2A} = massima coppia di accelerazione in uscita garantita dal riduttore [Nm] (vedi tabelle delle prestazioni)
 T_{1AMOT} = massima coppia di accelerazione del motore [Nm]
 i = rapporto di riduzione
 f_c = fattore di ciclo (vedi tabella 1)
 Rd = rendimento dinamico (vedi tabella delle prestazioni)
 T_{2N} = coppia nominale intermittente in uscita ammessa dal riduttore [Nm] (vedi tabelle delle prestazioni)
 T_{2E} = coppia media in uscita [Nm], ricavabile dalla seguente relazione:

Where:

T_{2A} = max. acceleration torque at output guaranteed by the gearbox [Nm] (see tables of performance)
 T_{1AMOT} = max. acceleration torque of motor [Nm]
 i = reduction ratio
 f_c = cycle factor (see table 1)
 Rd = dynamic efficiency (see table of performance)
 T_{2N} = rated intermittent allowable torque at output [Nm] (see tables of performance)
 T_{2E} = average torque at output [Nm], to be calculated with the following formula:

$$T_{2E} = \sqrt[3]{\frac{T_{2MAX}^3 \cdot n_{2m} \cdot t_a + \dots + T_{2n}^3 \cdot n_{2n} \cdot t_n}{t_a \cdot n_{2m} + \dots + t_n \cdot n_{2n}}}$$

Wobei:

T_{2A} = maximales Beschleunigungsdrehmoment am Abtrieb, das von Getriebe garantiert wird [Nm] (siehe Leistungstabellen)
 T_{1AMOT} = maximales Beschleunigungsdrehmoment des Motors [Nm]
 i = Übersetzungsverhältnis
 f_c = Zyklusfaktor (siehe Tabelle 1)
 Rd = dynamischer Wirkungsgrad (siehe Leistungstabelle)
 T_{2N} = Zulässiges intermittierendes Nennmoment am Abtrieb [Nm] (siehe Leistungstabelle)
 T_{2E} = Durchschnittsdrehmoment am Abtrieb [Nm] wird mit der folgenden Formel

T_{2n} , n_{2n} , t_n = valori riferiti allo step ennesimo.

T_{2n} , n_{2n} , t_n = values referred to nth step.

T_{2n} , n_{2n} , t_n = Werte mit Bezug auf n-te Stufe.

n_{2N} = velocità di rotazione nominale in uscita [min^{-1}] (vedi tabelle delle prestazioni:
 $n_{2N} = n_{1\text{nom}}/i$)
 n_{2E} = velocità di rotazione media in uscita [min^{-1}] e vale:

n_{2N} = rated rotation speed at output [min^{-1}]
 (see tables of performance $n_{2N} = n_{1\text{nom}}/i$)
 n_{2E} = average rotation speed at output [min^{-1}]

n_{2N} = Nenndrehzahl am Abtrieb [min^{-1}]
 (siehe Leistungstabelle $n_{2N} = n_{1\text{nom}}/i$)
 n_{2E} = Durchschnittsdrehzahl am Abtrieb, wird wie folgt kalkuliert:

$$n_{2E} = \frac{n_{2m} \cdot t_a + \dots + n_{2n} \cdot t_n}{t_a + \dots + t_n} \quad [\text{min}^{-1}]$$

Se il riduttore viene utilizzato in funzionamento continuo, in condizioni di moto e carico uniforme, la scelta del riduttore può essere effettuata secondo la seguente relazione:

In case of continuous duty, uniform load and uniform motion, the following formula can be used for selecting the type of gearbox:

Im Falle von Dauerbetrieb, mit gleichmäßigen Last und Betrieb, darf die Wahl des Getriebes mit der folgenden Formel getroffen werden:

$$T_{2n} \geq \frac{T_{1n} \cdot i \cdot R_d}{0.65}$$

Dove:
 T_{1n} [Nm] è la coppia nominale del motore.

Where:
 T_{1n} [Nm] = motor rated torque.

Wobei:
 T_{1n} [Nm] ist das Nenndrehmoment des Motors.

Determinazione di f_c

Il valore del fattore di ciclo f_c dipende dal numero di cicli ora Zh, dove:

Calculation of f_c

The value of f_c cycle factor depends on the number of cycles per hour Zh:

Berechnung von f_c

Der Wert von f_c Zyklusfaktor hängt von der Zyklenzahl pro Stunde Zh ab:

$$Zh = \frac{3600}{t_a + t_k + t_d + t_p} \quad [1/h]$$

Una volta determinato Zh, consultando la seguente tabella, si ricava f_c da introdurre nelle formule precedenti:

Once Zh is thus calculated, use the following table to select f_c :

Nachdem Zh kalkuliert worden ist, dann kann f_c aus der folgenden Tabelle ausgelesen werden.

Tab. 1	Zh		
	1000	1000 - 2000	2000 - 3000
f_c	1	1.2 - 1.5	1.5 - 2

1.4 VERIFICA TERMICA

Si deve individuare il valore del momento torcente massimo / potenza massima, applicabile, in modo continuativo, in ingresso al riduttore epicicloidale, tale per cui la temperatura del riduttore stesso non superi $T_{\text{max}}=95^\circ\text{C}$ (massimo valore di temperatura raggiungibile nel caso di applicazioni standard). Tali valori devono risultare maggiori rispetto al momento torcente / potenza realmente applicati.

I massimi valori di coppia motrice / potenza applicabili in entrata al riduttore, in servizio continuativo, sono ricavabili dalle seguenti tabelle (tab. 2, tab. 3), in funzione del numero di stadi di riduzione e del numero di giri in entrata, considerata una temperatura ambiente $T_0=20^\circ\text{C}$.

1.4 TEMPERATURE CHECK

It is necessary to determine the max. torque/max. power applicable at the planetary gearbox input, continuous duty, so that gearbox temperature does not exceed $T_{\text{max}}=95^\circ\text{C}$ (maximum permitted temperature for standard applications). The max applicable values have to be higher than the torque/power actually applied. The maximum values of driving torque/power applicable at gearbox input, continuous duty, are listed in the following tables (table 2 and 3), depending on number of reduction stages, number of revolutions at input and considering an ambient temperature $T_0 = 20^\circ\text{C}$.

1.4 TEMPERATURPRÜFUNG

Es muss berechnet werden, welches Maximaldrehmoment /welche Maximalleistung am Antrieb des Planetengetriebes im Dauerbetrieb angewendet werden darf, ohne dass die Getriebetemperatur über $T_{\text{max}}=95^\circ\text{C}$ steigt (zulässige Maximaltemperatur bei Standardanwendungen). Der berechnete Wert muss höher als der wirklich angewendete Wert die maximal werte von Drehmoment / Leistung sein. Die Maximalwerte von Drehmoment / Leistung (Dauerbetrieb) werden in den folgenden Tabellen (Tab. 2 und Tab.3) angegeben. Die Werte hängen von Zahl der Übersetzungsstufen und der Umdrehungen am Antrieb ab dabei wird eine Umgebungstemperatur $T_0=20^\circ\text{C}$ berücksichtigt.

Potenza / Power / Leistung [kW]

(Limite termico / Thermal capacities / Temperaturgrenze)

Tab. 2	Stadi Steps Stufenzahl	n ₁ [min ⁻¹]			
		900	1400	2800	3600
REP 75	1	4.5	4.4	4.0	3.5
	2	2.5	2.3	2.0	1.8
	3	1.9	1.8	1.5	1.4
REP 100	1	6.0	6.0	4.6	3.8
	2	3.5	3.3	2.5	2.0
	3	2.7	2.5	2.0	1.6
REP 125	1	9.0	8.5	6.2	4.7
	2	5.5	4.8	3.4	2.5
	3	4.0	3.7	2.8	2.0
REP 150	1	11.0	10.0	5.6	2.8
	2	6.1	5.5	2.6	1.0
	3	4.7	4.3	2.3	0.9

Coppia / Torque / Drehmoment [Nm]

(Limite termico / Thermal capacities / Temperaturgrenze)

Tab. 3	Stadi Steps Stufenzahl	n ₁ [min ⁻¹]			
		900	1400	2800	3600
REP 75	1	48	30	14	9
	2	27	16	7	5
	3	20	12	5	4
REP 100	1	64	41	16	10
	2	37	23	9	5
	3	29	17	7	4
REP 125	1	96	58	21	12
	2	58	33	12	7
	3	42	25	10	5
REP 150	1	117	68	19	7
	2	65	38	9	3
	3	50	29	8	2

Nel caso in cui l'applicazione preveda l'utilizzo di una coppia motrice / potenza maggiore del valore limite riportato nella tabella precedente, occorre valutare il massimo tempo di utilizzo, t_{max} (s), del riduttore, in servizio continuo, affinché la temperatura non superi il valore T_{max}=95°C.

A tal fine: il massimo tempo di utilizzo, t_{max}, è ricavabile dalla seguente relazione:

In case the application requires a driving torque/power higher than the max. permitted values reported in the table above, it is necessary to calculate the maximum length of operation, t_{max} (s), of the gearbox in continuous duty so that temperature does not exceed T_{max}=95°C.

The max. duration of operation, t_{max}, is to be calculated as follows:

Falls der verlangte Wert von Drehmoment / Leistung höher als der in den o.g. Tabellen angegebenen Wert ist, ist es notwendig, die maximale Anwendungsdauer t_{max} (s) im Dauerbetrieb zu bestimmen, damit die Temperatur unter T_{max}=95°C bleibt.

Die maximale Anwendungsdauer t_{max} ist wie folgt zu berechnen:

$$t_{max} = -\tau_c \cdot \ln \frac{T_s - T_{MAX}}{T_s - T_0} \quad [s]$$

Dove:

T_{MAX} = 95 °C (temperatura massima raggiungibile dal riduttore)
T₀ = temperatura ambiente (°C)
τ_c = costante di tempo (s) ricavabile consultando la seguente tabella (Tab. 4):

Where:

T_{MAX} = 95 °C (maximum permitted temperature)
T₀ = ambient temperature (°C)
τ_c = time constant (s), as reported in the following table (Tab. 4):

Wobei:

T_{MAX} = 95 °C (zulässige Maximaltemperatur des Getriebes)
T₀ = Umgebungstemperatur (°C)
τ_c = Zeitkonstante, aus der folgenden Tabelle erhältlich (Tab. 4):

Tab. 4	REP 75			REP 100			REP 125			REP 150		
Stadi Steps Stufenzahl	1	2	3	1	2	3	1	2	3	1	2	3
τ _c (s)	551	655	748	747	939	1111	1255	1590	1891	1858	2369	2824

T_s = temperatura massima (°C) alla quale il riduttore tenderà a stabilizzarsi nel caso in cui sia applicata in ingresso la potenza P₁, in condizioni di funzionamento continuo. Il valore di T_s è ricavabile dalla seguente formula:

T_s = maximum temperature (°C) at which the gearbox will tend to stabilize in case P₁ power is applied at input, continuous duty. Calculate T_s value with the following formula:

T_s = maximale Temperatur (°C), auf die das Getriebe sich stabilisieren wird, falls im Dauerbetrieb P₁ Antriebsleistung angewendet wird. T_s ist mit der folgenden Formel zu berechnen:

$$T_s = T_0 + \frac{P_0 + P_1}{C \cdot f_v} \quad [^{\circ}C]$$

in cui:
 P_0 = potenza persa a vuoto (W), ricavabile dalla seguente tabella (Tab. 5) in funzione della grandezza del riduttore, del numero degli stadi di riduzione e della velocità di rotazione in ingresso

Where:
 P_0 = *loadless friction power (W), reported in the following table (Tab. 5), depending on gearbox size, number of reduction stages and input rotation speed*

Wobei:
 P_0 = Verlustleistung ohne Last (W), ist aus der folgenden Tabelle zu entnehmen und hängt von Getriebegröße, Stufenzahl und Antriebsdrehzahl ab.

Tab. 5

Tab. 5	$n_1= 900$ [min ⁻¹]			$n_1= 1400$ [min ⁻¹]			$n_1= 2800$ [min ⁻¹]			$n_1= 3600$ [min ⁻¹]		
	Stadi / Steps / Stufenzahl											
	1	2	3	1	2	3	1	2	3	1	2	3
	P ₀ - Potenza persa a vuoto / Loadless friction power / Verlustleistung ohne Last [W]											
REP 75	3	4	5	6	8	8	14	18	19	20	26	27
REP 100	7	9	9	12	15	16	30	38	39	42	53	55
REP 125	12	15	16	22	27	28	56	71	73	81	101	104
REP 150	22	27	28	39	50	51	106	132	136	151	191	196

C = Coefficiente di dispersione termica, ricavabile dalla seguente tabella (Tab.6), in funzione della grandezza del riduttore

C = *loss of heat coefficient, listed in the following table (Tab. 6), according to gearbox size.*

C = Wärmeverlustkoeffizient, wird in der folgenden Tabelle (Tab.6) angegeben und hängt von Getriebegröße ab.

Tab. 6

	Stadi / Steps / Stufenzahl		
	1	2	3
	C - Coefficiente di dispersione termica / loss of heat coefficient / Wärmeverlustkoeffizient		
REP 75	1.024	1.120	1.248
REP 100	1.410	1.620	1.800
REP 125	2.175	2.450	2.725
REP 150	2.680	3.020	3.380

f_v = fattore di ventilazione
 1.45 con ventilazione forzata efficace con ventola dedicata
 1.25 con ventilazione forzata secondaria ad altri dispositivi (pulegge, ventole motore, ecc.)
1 refrigerazione naturale (situazione standard)
 0.5 in ambiente chiuso e ristretto (carter)

f_v = *ventilation factor*
 1.45 for forced ventilation effective with special fan
 1.25 for forced ventilation secondary to other devices (pulleys, motor fans, etc.)
1 for natural cooling (standard situation)
 0.5 in a close and narrow place (case)

f_v = Lüftungsfaktor
 1.45 für wirksame Drücklüftung mit Sonderlaufrad
 1.25 für Drücklüftung zweitrangig zu anderen Vorrichtungen (Scheiben, Motorlaufräder, u.s.w.)
1 für Naturlüftung (Standardsituation)
 0.5 in geschlossenem und engem Raum (Gehäuse)

P_{η} = potenza persa proporzionale alla potenza applicata (W)
 $P_1 \cdot 0.015$ (W) nel caso di 1 stadio di riduzione
 $P_1 \cdot 0.03$ (W) nel caso di 2 stadi di riduzione
 $P_1 \cdot 0.044$ (W) nel caso di 3 stadi di riduzione

P_{η} = *friction power proportional to the applied power (W)*
 $P_1 \cdot 0.015$ (W) in case of 1 reduction stage
 $P_1 \cdot 0.03$ (W) in case of 2 reduction stages
 $P_1 \cdot 0.044$ (W) in case of 3 reduction stages

P_{η} = Verlustleistung proportional zu der angewandten Leistung (W)
 $P_1 \cdot 0.015$ (W) im Falle von 1 Übersetzungsstufe
 $P_1 \cdot 0.03$ (W) im Falle von 2 Übersetzungsstufen
 $P_1 \cdot 0.044$ (W) im Falle von 3 Übersetzungsstufen

P_1 è la potenza applicata in ingresso, da esprimersi in W. Nel caso in cui sia invece nota la coppia motrice applicata in ingresso T_1 , in Nm, si ricava il corrispondente valore di potenza, attraverso la relazione :

P_1 is the power applied at gearbox input and is expressed in W. In case one only knows T_1 (driving torque applied at input) expressed in Nm, the corresponding power value can be obtained as follows:

P_1 ist die am Getriebeantrieb angewandte Leistung und wird in W ausgedrückt. Falls nur T_1 (Antriebsdrehmoment in Nm) bekannt ist, dann ist den entsprechenden Leistungswert mit der folgenden Formel zu berechnen:

$$P_1 = \frac{T_1 \cdot n_1}{9550} \cdot 1000 \text{ [W]}$$

con n_1 velocità di rotazione in ingresso in min⁻¹.
 Se il ciclo di lavoro è variabile nel tempo, si determinino i valori della coppia media T_{1E} e velocità media in ingresso n_{1E} secondo le seguenti formule:

where n_1 is the input rotation speed in min⁻¹. If the operation cycle changes in time, the values of T_{1E} (average torque) and n_{1E} (average input speed) can be determined with the following formulae:

Dabei ist n_1 die Antriebsdrehzahl in min⁻¹. Falls der Betriebszyklus in Laufe der Zeit wechselnd ist, dann sind Durchschnittsdrehmoment T_{1E} und Durchschnittsdrehzahl am Antrieb n_{1E} mit der folgenden Formel zu berechnen:

$$T_{1E} = \sqrt[3]{\frac{T_{1MAX}^3 \cdot n_{1m} \cdot t_a + \dots + T_{1n}^3 \cdot n_{1n} \cdot t_n}{t_a \cdot n_{1m} + \dots + t_n \cdot n_{1n}}} \text{ [Nm]}$$

T_{1n} , n_{1n} , t_n = valori riferiti allo step ennesimo
 = values referred to nth step.
 = Werte mit Bezug auf n-te Stufe.

$$n_{1E} = \frac{n_{1m} \cdot t_a + \dots + n_{1n} \cdot t_n}{t_a + \dots + t_n} \text{ [min}^{-1}\text{]}$$

1.5 GIOCO ANGOLARE ($\alpha_{\max}$)

Gioco massimo [arcmin] misurato sull'albero uscita, con albero entrata bloccato applicando una coppia pari al 2% della coppia nominale.

1.5 BACKLASH ($\alpha_{\max}$)

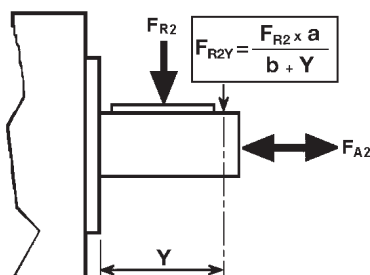
Max. backlash measured on output shaft with torque equal to 2% of the nominal torque value with input shaft blocked.

1.5 WINKELSPIEL ($\alpha_{\max}$)

Maximales Winkelspiel [arcmin], gemessen an der Abtriebswelle bei blockierter Eingangswelle mit Drehmoment gleich 2% des Nennmoments.

1.6 CARICHI RADIALI E ASSIALI SU ALBERO LENTO

Nella tabella delle prestazioni sono indicati i valori, espressi in N, dei carichi assiali e radiali ammissibili alle diverse velocità per una durata dei cuscinetti di 20000 ore. Il carico radiale F_{R2} si considera applicato ad una distanza dalla battuta pari alla metà della lunghezza dell'albero lento. Per distanze y diverse, è possibile calcolare il nuovo carico massimo ammissibile F_{R2Y} utilizzando formula e coefficienti indicati nella tabella.



1.6 RADIAL AND AXIAL LOADS ON OUTPUT SHAFT

The table of performances shows admissible axial and radial load values expressed in N for different speeds and for a bearing life of 20000 hours. Radial load F_{R2} calculations have been based on loads applied to halfway the output shaft extension. For different y distance it is possible to calculate the new maximum admissible load by using formula and coefficient shown in the table.

1.6 RADIAL-UND AXIALLASTEN AN DER AUSGANGSWELLE

Die Leistungstabelle enthält die in N ausgedrückten Werte der Axial- und Radiallasten für verschiedene Umdrehungszahlen. Diesen Werten liegt eine Lebensdauer der Lager von 20000 Stunden zugrunde. Die Radiallast F_{R2} greift hierbei auf der Mitte der Abtriebswelle an. Falls Y -distanz anders ist, ist die Zulässige radiallast F_{R2Y} mit den in der Tabelle angegebenen formel und Koeffizient zu berechnen:

	REP 75	REP 100	REP 125	REP 150
a	46	55	85	102
b	30	37	51	61

1.7 LUBRIFICAZIONE

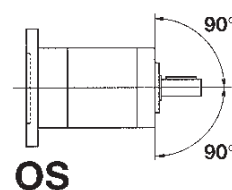
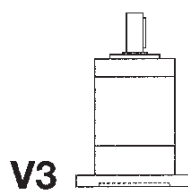
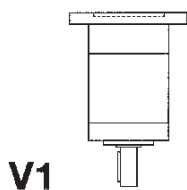
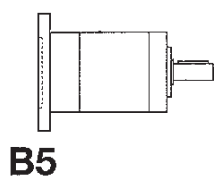
I riduttori REP sono forniti completi di lubrificante a vita pertanto non necessitano di manutenzione. In fase di ordine specificare la posizione di montaggio.

1.7 LUBRICATION

REP gearboxes are supplied filled with long-life lubricant and do not require any maintenance. When ordering it is important to specify the exact mounting position.

1.7 SCHMIERUNG

Die REP Planetengetriebe werden inklusiv Dauerschmierung geliefert und sind wartungsfrei. Bei der Bestellung bitte die Einbauposition angeben.



1.8 MOMENTO D'INERZIA J [kg·cm²]

1.8 MOMENT OF INERTIA J [kg·cm²]

1.8 TRÄGHEITSMOMENT J [kg·cm²]

		REP 075									
		Albero entrata / Input shaft / Antriebswelle									
Stadi Steps Stufenzahl	i	6	6.35	7	8	9	9.52	11	12	12.7	14
1	3	0.163	0.163	0.163	0.187	0.187	0.186	0.208	0.211	0.209	0.247
	4	0.137	0.137	0.137	0.161	0.161	0.160	0.182	0.185	0.183	0.221
	5	0.116	0.116	0.115	0.140	0.139	0.139	0.161	0.164	0.162	0.200
	6	0.108	0.108	0.108	0.133	0.132	0.131	0.154	0.156	0.155	0.193
2	9	0.164	0.164	0.164	0.188	0.188	0.187	0.209	0.212	0.210	0.248
	12	0.161	0.161	0.161	0.185	0.185	0.184	0.207	0.209	0.207	0.245
	16	0.135	0.135	0.135	0.160	0.159	0.158	0.181	0.183	0.182	0.220
	20	0.115	0.115	0.115	0.139	0.139	0.138	0.160	0.163	0.161	0.199
	24	0.108	0.108	0.108	0.132	0.132	0.131	0.153	0.156	0.154	0.192
	30	0.107	0.107	0.107	0.131	0.131	0.130	0.153	0.155	0.154	0.191
	36	0.107	0.107	0.107	0.131	0.131	0.130	0.152	0.155	0.153	0.191
3	27	0.164	0.164	0.164	0.188	0.188	0.187	0.210	0.212	0.210	0.248
	36	0.164	0.164	0.164	0.188	0.188	0.187	0.209	0.212	0.210	0.248
	48	0.161	0.161	0.161	0.185	0.185	0.184	0.206	0.209	0.207	0.245
	64	0.135	0.135	0.135	0.159	0.159	0.158	0.181	0.183	0.182	0.220
	80	0.115	0.115	0.114	0.139	0.138	0.138	0.160	0.163	0.161	0.199
	100	0.114	0.114	0.114	0.138	0.138	0.137	0.159	0.162	0.160	0.198
	120	0.107	0.107	0.107	0.131	0.131	0.130	0.153	0.155	0.153	0.191
	144	0.107	0.107	0.107	0.131	0.131	0.130	0.152	0.155	0.153	0.191
	180	0.107	0.107	0.107	0.131	0.131	0.130	0.152	0.155	0.153	0.191
	216	0.107	0.107	0.107	0.131	0.131	0.130	0.152	0.155	0.153	0.191

		REP 100							
		Albero entrata / Input shaft / Antriebswelle							
Stadi Steps Stufenzahl	i	9	9.52	11	12.7	14	15.87	16	19
1	3	0.466	0.465	0.486	0.487	0.529	0.816	0.816	0.803
	4	0.350	0.349	0.370	0.371	0.413	0.700	0.700	0.687
	5	0.279	0.278	0.299	0.300	0.343	0.630	0.629	0.616
	6	0.257	0.257	0.278	0.279	0.321	0.608	0.608	0.595
2	9	0.484	0.483	0.504	0.505	0.547	0.834	0.834	0.821
	12	0.470	0.469	0.490	0.491	0.534	0.821	0.820	0.807
	16	0.342	0.342	0.362	0.363	0.406	0.693	0.692	0.680
	20	0.277	0.277	0.297	0.298	0.341	0.628	0.627	0.615
	24	0.256	0.255	0.276	0.277	0.320	0.607	0.606	0.593
	30	0.254	0.254	0.274	0.275	0.318	0.605	0.604	0.592
	36	0.254	0.253	0.274	0.275	0.317	0.604	0.604	0.591
3	27	0.486	0.485	0.506	0.507	0.549	0.836	0.836	0.823
	36	0.484	0.483	0.504	0.505	0.548	0.835	0.834	0.822
	48	0.470	0.469	0.490	0.491	0.534	0.821	0.820	0.807
	64	0.342	0.342	0.362	0.363	0.406	0.693	0.692	0.680
	80	0.277	0.277	0.297	0.298	0.341	0.628	0.627	0.615
	100	0.275	0.274	0.295	0.296	0.338	0.625	0.625	0.612
	120	0.254	0.253	0.274	0.275	0.318	0.605	0.604	0.592
	144	0.254	0.253	0.274	0.275	0.317	0.604	0.604	0.591
	180	0.254	0.253	0.274	0.275	0.317	0.604	0.604	0.591
	216	0.254	0.253	0.274	0.275	0.317	0.604	0.604	0.591

I valori dei momenti d'inerzia riportati si riferiscono all'albero entrata.

The moment of inertia values refer to the input shaft.

Die Werte der Trägheitsmoment beziehen sich auf die Antriebswelle.

1.8 MOMENTO D'INERZIA J [kg·cm²]

1.8 MOMENT OF INERTIA J [kg·cm²]

1.8 TRÄGHEITSMOMENT J [kg·cm²]

		REP 125							
		Albero entrata / Input shaft / Antriebswelle							
Stadi Steps Stufenzahl	i	12.7	14	15.87	16	19	22	24	28
1	3	1.914	1.980	2.264	2.263	2.236	4.951	4.909	5.097
	4	1.180	1.246	1.530	1.530	1.503	4.218	4.176	4.363
	5	0.839	0.905	1.189	1.189	1.162	3.877	3.835	4.022
	7	0.636	0.701	0.986	0.985	0.958	3.673	3.631	3.818
2	9	1.928	1.994	2.278	2.277	2.251	4.965	4.923	5.111
	12	1.847	1.912	2.197	2.196	2.169	4.884	4.842	5.029
	16	1.143	1.208	1.492	1.492	1.465	4.180	4.138	4.325
	20	0.815	0.881	1.165	1.164	1.138	3.852	3.810	3.998
	28	0.623	0.689	0.973	0.973	0.946	3.660	3.619	3.806
	35	0.626	0.692	0.976	0.976	0.949	3.663	3.622	3.809
	49	0.622	0.688	0.972	0.971	0.945	3.659	3.617	3.805
3	36	1.922	1.988	2.272	2.271	2.244	4.959	4.917	5.105
	48	1.843	1.909	2.193	2.192	2.166	4.880	4.838	5.026
	64	1.141	1.206	1.491	1.490	1.463	4.178	4.136	4.323
	80	0.814	0.880	1.164	1.163	1.136	3.851	3.809	3.997
	100	0.801	0.867	1.151	1.151	1.124	3.838	3.797	3.984
	140	0.616	0.682	0.966	0.966	0.939	3.653	3.612	3.799
	196	0.612	0.678	0.962	0.962	0.935	3.649	3.608	3.795
	245	0.612	0.677	0.962	0.961	0.934	3.649	3.607	3.794
	343	0.612	0.677	0.961	0.961	0.934	3.649	3.607	3.794

		REP 150								
		Albero entrata / Input shaft / Antriebswelle								
Stadi Steps Stufenzahl	i	15.87	16	19	22	24	28	32	35	38
1	3	6.577	6.576	6.617	7.565	7.527	11.554	13.382	13.281	12.943
	4	4.637	4.637	4.677	5.625	5.587	9.615	11.442	11.341	11.003
	5	3.643	3.642	3.683	4.631	4.593	8.620	10.448	10.347	10.009
	7	3.054	3.053	3.093	4.042	4.004	8.031	9.858	9.758	9.420
2	9	6.537	6.536	6.576	7.525	7.487	11.514	13.341	13.241	12.903
	12	6.321	6.321	6.361	7.309	7.271	11.299	13.126	13.025	12.687
	16	4.494	4.493	4.533	5.482	5.444	9.471	11.298	11.197	10.860
	20	3.551	3.550	3.590	4.539	4.501	8.528	10.356	10.255	9.917
	28	3.007	3.006	3.046	3.995	3.957	7.984	9.811	9.711	9.373
	35	2.986	2.985	3.026	3.974	3.936	7.964	9.791	9.690	9.352
	49	2.974	2.973	3.014	3.962	3.924	7.951	9.779	9.678	9.340
3	36	6.508	6.508	6.548	7.496	7.458	11.486	13.313	13.212	12.874
	48	6.305	6.305	6.345	7.293	7.255	11.283	13.110	13.009	12.671
	64	4.485	4.484	4.524	5.473	5.435	9.462	11.289	11.189	10.851
	80	3.545	3.544	3.585	4.533	4.495	8.523	10.350	10.249	9.911
	100	3.507	3.506	3.546	4.495	4.457	8.484	10.311	10.211	9.873
	140	2.984	2.984	3.024	3.972	3.934	7.962	9.789	9.688	9.350
	196	2.973	2.972	3.013	3.961	3.923	7.951	9.778	9.677	9.339
	245	2.973	2.972	3.012	3.961	3.923	7.950	9.777	9.677	9.339
	343	2.972	2.972	3.012	3.960	3.922	7.950	9.777	9.676	9.338

I valori dei momenti d'inerzia riportati si riferiscono all'albero entrata.

The moment of inertia values refer to the input shaft.

Die Werte der Trägheitsmoment beziehen sich auf die Antriebswelle.

1.9 DATI TECNICI

1.9 TECHNICAL DATA

1.9 TECHNISCHE DATEN

Stadi Steps Stufenzahl	1				2								3											
i	3	4	5	6	9	12	16	20	24	30	36	27	36	48	64	80	100	120	144	180	216			
n ₁ nom	4000				4500								5000											
n ₁ max	6000																							
T _{2N}	35	45	35	30	40	50	50	50	50	40	35	40	55	55	55	55	55	55	55	40	35			
T _{2A}	55	65	55	50	60	70	70	70	70	60	55	60	80	80	80	80	80	80	80	60	55			
T _{2S}	110	130	110	100	120	140	140	140	140	120	110	120	150	150	150	150	150	150	150	120	110			
J	Vedi pag. 9 / See on page 9 / Siehe Seite 9																							
LpA	< 70																							
R _d	0.96				0.93								0.91											
L _h	20000																							
F _{R2}	1400																							
F _{A2}	700																							
R _t	4																							
α _{max}	4'				6'								8'											
Kg	1.3				1.6								1.9											

i Rapporto di riduzione nominale
n₁ nom Velocità nominale in entrata [min⁻¹]
n₁ max Velocità massima in entrata [min⁻¹]
T_{2N} Coppia nominale intermittente in uscita [Nm]
T_{2A} Coppia massima di accelerazione in uscita [Nm]
T_{2S} Coppia massima di emergenza in uscita [Nm]
LpA Livello di rumorosità dB(A) a 3000 min⁻¹
R_d Rendimento dinamico
L_h Durata cuscinetti [h]
F_{R2} Carico radiale nominale in uscita [N] a 300min⁻¹
F_{A2} Carico assiale in uscita [N] a 300min⁻¹
R_t Rigidità torsionale [Nm / arcmin]
α_{max} Gioco angolare massimo [arcmin]
J Momento d'inerzia [kg·cm²]

Nominal ratio
Nominal input speed [min⁻¹]
Maximum input speed [min⁻¹]
Rated intermittent output torque [Nm]
Maximum acceleration output torque [Nm]
Maximum emergency output torque [Nm]
Noise level dB(A) at 3000 min⁻¹
Dynamic efficiency
Bearing life [h]
Rated output radial load [N] at 300min⁻¹
Output axial load [N] at 300min⁻¹
Torsional rigidity [Nm / arcmin]
Maximum backlash [arcmin]
Moment of inertia [kg·cm²]

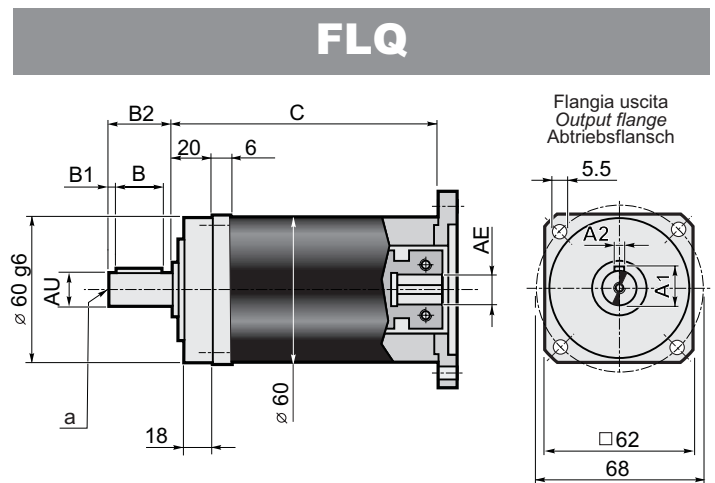
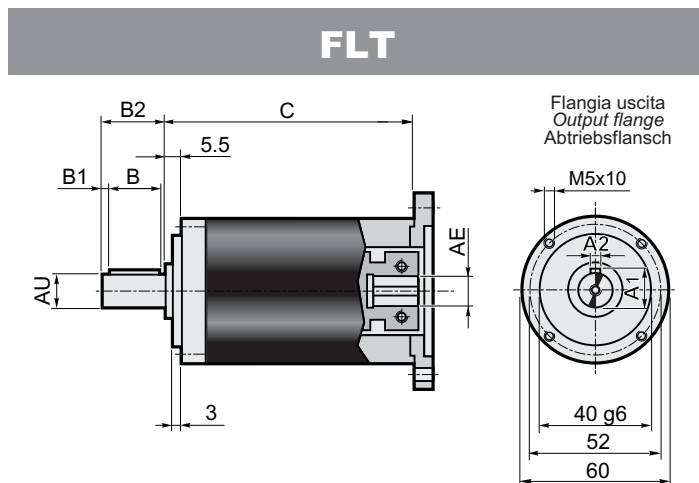
Nenn-Untersetzungsverhältnis
Nenn-Eingangsdrehzahl [min⁻¹]
Maximale Eingangsdrehzahl [min⁻¹]
Nenn-Abtriebsmoment (im Aussetzbetrieb) [Nm]
Maximales Beschleunigungsmoment am Abtrieb [Nm]
Maximale Überlast am Abtrieb [Nm]
Geräuschpegel dB(A) bei 3000 min⁻¹
Dynamischer Wirkungsgrad
Lebensdauer der Lager [h]
Nenn-Radiallast an der Abtriebswelle bei 300min⁻¹
Axiallast an der Abtriebswelle bei 300min⁻¹
Drehfestigkeit [Nm / arcmin]
Maximale Winkelspiel [arcmin]
Traegheitsmoment [kg·cm²]

1.10 DIMENSIONI

1.10 DIMENSIONS

1.10 ABMESSUNGEN

Dimensioni generali e uscite / General and output dimensions / General-und Abtriebsabmessungen



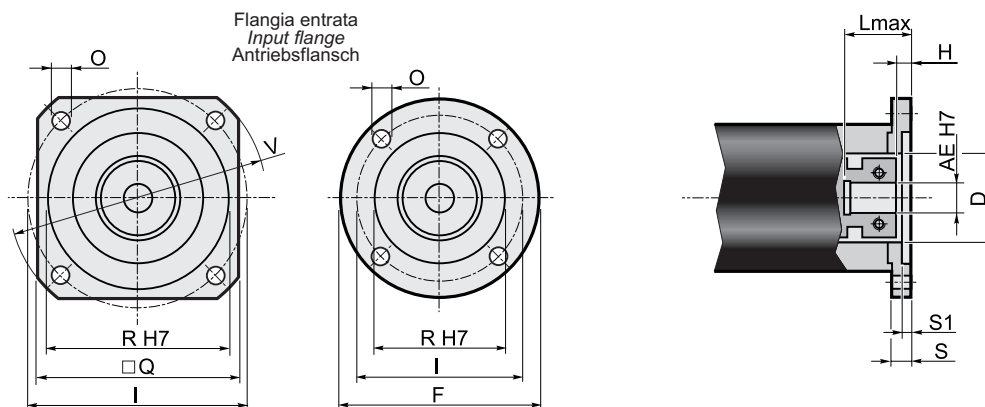
Stadi/Steps/Stufenzahl	1	2	3	
C	83.2	100.9	118.6	AE= 6-6.35-7-8-9-9.52 11-12-12.7-14

	Albero uscita - Output shaft - Abtriebswelle						
	AU j6	A1	A2	B	B1	B2	a
AU12	12	13.5	4	15	3	21	M4x10
AU14	14	16	5	25	2	28	M5x13
AU16	16	18	5	25	2	28	M5x13

Dimensioni entrate

Input dimensions

Antriebsabmessungen



Flange entrata / Input flange / Antriebsflansch										Albero entrata / Input shaft / Antriebswelle																											
										AE																											
										6		6.35		7		8		9		9.52		11		12		12.7		14									
	F	Q	V	I	R (H7)	O	S	S1	D	L max	H	L max	H	L max	H	L max	H	L max	H	L max	H	L max	H	L max	H	L max	H	L max	H	L max	H						
P01*	60	=	=	43.82	22	4.5	10	3	22	34	3.5	34	3.5	34	3.5	25	5.5	25	5.5	34	5.5	25	5.5	34	5.5	34	5.5	34	5.5	34	5.5						
P02*	=	60	80	66.67	38.1	5.5	10	3	32	34	3.5	34	3.5	34	3.5	25	5.5	25	5.5	34	5.5	25	5.5	34	5.5	34	5.5	34	5.5	34	5.5						
P03*	=	60	80	63	40	5.5	10	3.5	32	34	3.5	34	3.5	34	3.5	25	5.5	25	5.5	34	5.5	25	5.5	34	5.5	34	5.5	34	5.5	34	5.5						
P04	=	70	90	75	60	6.5	10.5	3.5	32	34.5	4	34.5	4	34.5	4	25.5	6	25.5	6	34.5	6	25.5	6	34.5	6	34.5	6	34.5	6	34.5	6						
P05	105	=	=	85	70	6.5	10.5	3.5	32	34.5	4	34.5	4	34.5	4	25.5	6	25.5	6	34.5	6	25.5	6	34.5	6	34.5	6	34.5	6	34.5	6						
P06	=	80	110	98.42	73.02	6	11	3.5	35	35	4.5	35	4.5	35	4.5	26	6.5	26	6.5	35	6.5	26	6.5	35	6.5	35	6.5	35	6.5	35	6.5						
P07	=	95	120	100	80	6.5	11.5	4	32	35.5	5	35.5	5	35.5	5	26.5	7	26.5	7	35.5	7	26.5	7	35.5	7	35.5	7	35.5	7	35.5	7						
P08	=	98	130	115	95	9	11.5	4	32	35.5	5	35.5	5	35.5	5	26.5	7	26.5	7	35.5	7	26.5	7	35.5	7	35.5	7	35.5	7	35.5	7						
P09	=	116	160	130	110	9	12	4.5	32	36	5.5	36	5.5	36	5.5	27	7.5	27	7.5	36	7.5	27	7.5	36	7.5	36	7.5	36	7.5	36	7.5						
P10*	60	=	=	39	26	4.5	10	3	26	34	3.5	34	3.5	34	3.5	25	5.5	25	5.5	34	5.5	25	5.5	34	5.5	34	5.5	34	5.5	34	5.5						
P11*	60	=	=	42	32	4.5	10	3	32	34	3.5	34	3.5	34	3.5	25	5.5	25	5.5	34	5.5	25	5.5	34	5.5	34	5.5	34	5.5	34	5.5						
P12*	65	=	=	46	32	4.5	10	3.5	32	34	3.5	34	3.5	34	3.5	25	5.5	25	5.5	34	5.5	25	5.5	34	5.5	34	5.5	34	5.5	34	5.5						
P13*	80	=	=	65	50	5.5	10	3.5	32	34	3.5	34	3.5	34	3.5	25	5.5	25	5.5	34	5.5	25	5.5	34	5.5	34	5.5	34	5.5	34	5.5						
P14*	60	=	=	39	20	4.5	10	2.5	20	34	3.5	34	3.5	34	3.5	25	5.5	25	5.5	34	5.5	25	5.5	34	5.5	34	5.5	34	5.5	34	5.5						
P15	=	75	100	90	60	5.8	12	3.5	32	36	5.5	36	5.5	36	5.5	27	7.5	27	7.5	36	7.5	27	7.5	36	7.5	36	7.5	36	7.5	36	7.5						
P16*	60	=	=	45	30	3.5	14	7	30	38	7.5	38	7.5	38	7.5	29	9.5	29	9.5	38	9.5	29	9.5	38	9.5	38	9.5	38	9.5	38	9.5						
P17	=	60	82	70	50	4.5	16.5	8	32	40.5	10	40.5	10	40.5	10	31.5	12	31.5	12	40.5	12	31.5	12	40.5	12	40.5	12	40.5	12	40.5	12						
P18	=	60	80	60	50	M4	10.5	3.5	32	34.5	4	34.5	4	34.5	4	25.5	6	25.5	6	34.5	6	25.5	6	34.5	6	34.5	6	34.5	6	34.5	6						
P19*	60	=	=	36	25	4.5	10	3	25	34	3.5	34	3.5	34	3.5	25	5.5	25	5.5	34	5.5	25	5.5	34	5.5	34	5.5	34	5.5	34	5.5						
P20	=	60	82	70	50	5.5	10.5	3.5	32	34.5	4	34.5	4	34.5	4	25.5	6	25.5	6	34.5	6	25.5	6	34.5	6	34.5	6	34.5	6	34.5	6						
P21*	60	=	=	46	30	4.5	10	3	30	34	3.5	34	3.5	34	3.5	25	5.5	25	5.5	34	5.5	25	5.5	34	5.5	34	5.5	34	5.5	34	5.5						
P22	=	60	80	70.71	36	4.5	10	2	32	34	3.5	34	3.5	34	3.5	25	5.5	25	5.5	34	5.5	25	5.5	34	5.5	34	5.5	34	5.5	34	5.5						
P23	=	62	85	70	50	5.5	15.5	3.5	32	39.5	9	39.5	9	39.5	9	30.5	11	30.5	11	39.5	11	30.5	11	39.5	11	39.5	11	39.5	11	39.5	11						
P24	=	75	100	90	70	5.8	12	3.5	32	36	5.5	36	5.5	36	5.5	27	7.5	27	7.5	36	7.5	27	7.5	36	7.5	36	7.5	36	7.5	36	7.5						
P25	=	70	95	85	55	5.8	12	3.5	32	36	5.5	36	5.5	36	5.5	27	7.5	27	7.5	36	7.5	27	7.5	36	7.5	36	7.5	36	7.5	36	7.5						
P26*	=	60	80	65.5	34	5.5	10	3.5	33	34	3.5	34	3.5	34	3.5	25	5.5	25	5.5	34	5.5	25	5.5	34	5.5	34	5.5	34	5.5	34	5.5						
P27	=	80	110	95	50	6.5	12	3.5	32	36	5.5	36	5.5	36	5.5	27	7.5	27	7.5	36	7.5	27	7.5	36	7.5	36	7.5	36	7.5	36	7.5						
P28	=	60	80	66.67	38.1	M4	9	2.5	32	33	2.5	33	2.5	33	2.5	24	4.5	24	4.5	33	4.5	24	4.5	33	4.5	33	4.5	33	4.5	33	4.5						
P29	60	=	=	45	30	M3	11	4	32	35	4.5	35	4.5	35	4.5	26	6.5	26	6.5	35	6.5	26	6.5	35	6.5	35	6.5	35	6.5	35	6.5						
P30	=	70	95	85	60	5.8	12	3.5	32	36	5.5	36	5.5	36	5.5	27	7.5	27	7.5	36	7.5	27	7.5	36	7.5	36	7.5	36	7.5	36	7.5						
P31	=	62	85	70	50	M4	11	3.5	32	35	4.5	35	4.5	35	4.5	26	6.5	26	6.5	35	6.5	26	6.5	35	6.5	35	6.5	35	6.5	35	6.5						
P32	=	60	80	65	40	M5	10	3.5	32	34	3.5	34	3.5	34	3.5	25	5.5	25	5.5	34	5.5	25	5.5	34	5.5	34	5.5	34	5.5	34	5.5						
P33	=	85	115	99	60	5.5	11	3.5	32	35	4.5	35	4.5	35	4.5	26	6.5	26	6.5	35	6.5	26	6.5	35	6.5	35	6.5	35	6.5	35	6.5						
P34	=	65	87	73.54	40	M4	10	3.5	32	34	3.5	34	3.5	34	3.5	25	5.5	25	5.5	34	5.5	25	5.5	34	5.5	34	5.5	34	5.5	34	5.5						

* Per assemblare il motore è necessario smontare la flangia dal riduttore (vedere schema di montaggio 2 a pag. 21).

* To mount the motor it is necessary to remove the gearbox flange (see assembly drawing 2 on page 21).

* Vor dem Einbauen des Motors soll die Getriebeflangsch abmontiert werden (siehe Bauanleitung 2 auf Seite 21).

1.9 DATI TECNICI

1.9 TECHNICAL DATA

1.9 TECHNISCHE DATEN

Stadi Steps Stufenzahl	1				2								3											
i	3	4	5	6	9	12	16	20	24	30	36	27	36	48	64	80	100	120	144	180	216			
n ₁ nom	4000				4500								5000											
n ₁ max	6000																							
T _{2N}	90	110	90	75	100	115	115	115	115	85	75	100	120	120	120	120	120	120	120	95	80			
T _{2A}	145	170	130	120	160	180	180	180	180	140	130	160	190	190	190	190	190	190	190	150	130			
T _{2S}	290	340	260	240	320	360	360	360	360	280	260	320	380	380	380	380	380	380	380	300	260			
J	Vedi pag. 9 / See on page 9 / Siehe Seite 9																							
LpA	< 70																							
R _d	0.96				0.93								0.91											
L _h	20000																							
F _{R2}	2100																							
F _{A2}	1050																							
R _t	11																							
α _{max}	4'				6'								8'											
Kg	2.7				3.5								4.3											

i Rapporto di riduzione nominale
n₁ nom Velocità nominale in entrata [min⁻¹]
n₁ max Velocità massima in entrata [min⁻¹]
T_{2N} Coppia nominale intermittente in uscita [Nm]
T_{2A} Coppia massima di accelerazione in uscita [Nm]
T_{2S} Coppia massima di emergenza in uscita [Nm]
LpA Livello di rumorosità dB(A) a 3000 min⁻¹
R_d Rendimento dinamico
L_h Durata cuscinetti [h]
F_{R2} Carico radiale nominale in uscita [N] a 300min⁻¹
F_{A2} Carico assiale in uscita [N] a 300min⁻¹
R_t Rigidità torsionale [Nm / arcmin]
α_{max} Gioco angolare massimo [arcmin]
J Momento d'inerzia [kg·cm²]

Nominal ratio
Nominal input speed [min⁻¹]
Maximum input speed [min⁻¹]
Rated intermittent output torque [Nm]
Maximum acceleration output torque [Nm]
Maximum emergency output torque [Nm]
Noise level dB(A) at 3000 min⁻¹
Dynamic efficiency
Bearing life [h]
Rated output radial load [N] at 300min⁻¹
Output axial load [N] at 300min⁻¹
Torsional rigidity [Nm / arcmin]
Maximum backlash [arcmin]
Moment of inertia [kg·cm²]

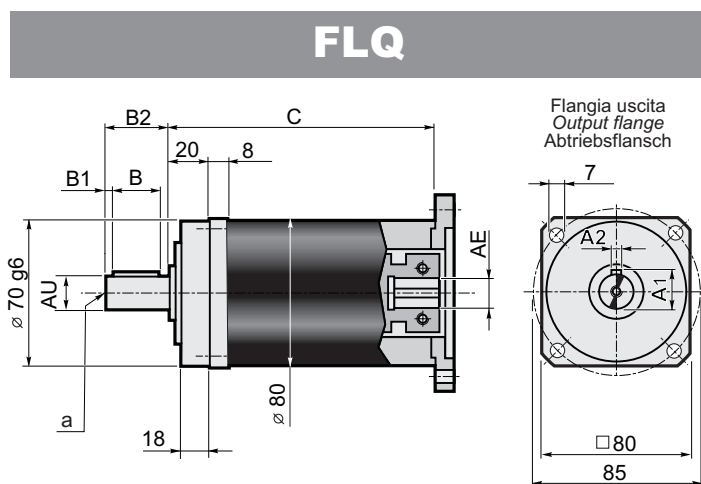
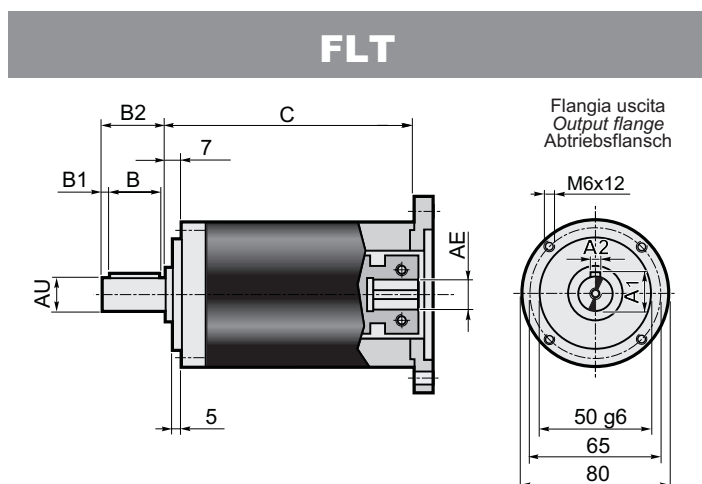
Nenn-Untersetzungsverhältnis
Nenn-Eingangsdrehzahl [min⁻¹]
Maximale Eingangsdrehzahl [min⁻¹]
Maximale Beschleunigungsmoment am Abtrieb [Nm]
Nenn-Abtriebsmoment (im Aussetzbetrieb) [Nm]
Maximales Überlastmoment am Abtrieb [Nm]
Geräuschpegel dB(A) bei 3000 min⁻¹
Dynamischer Wirkungsgrad
Lebensdauer der Lager [h]
Nenn-Radiallast an der Abtriebswelle bei 300min⁻¹
Axiallast an der Abtriebswelle bei 300min⁻¹
Drehfestigkeit [Nm / arcmin]
Maximale Winkelspiel [arcmin]
Traegheitsmoment [kg·cm²]

1.10 DIMENSIONI

1.10 DIMENSIONS

1.10 ABMESSUNGEN

Dimensioni generali e uscite / General and output dimensions / General-und Abtriebsabmessungen



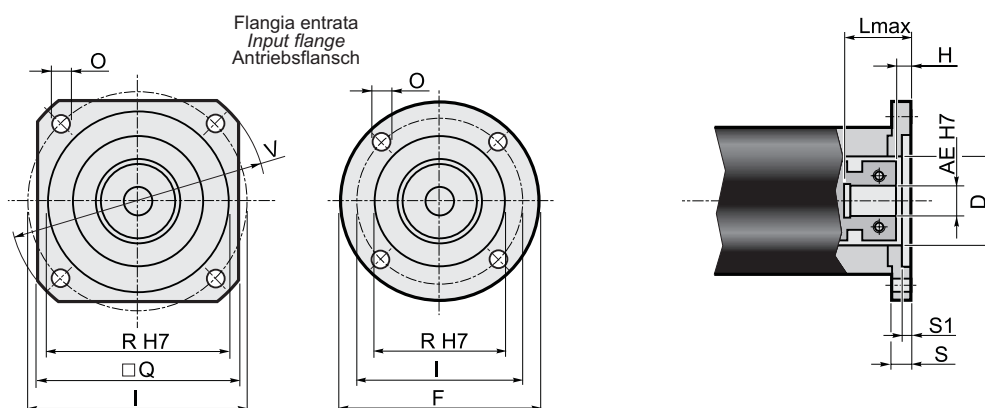
Stadi/Steps/Stufenzahl	1	2	3	
C	102	127	152.5	AE= 9-9.52-11-12.7 14-15.87-16-19

	Albero uscita - Output shaft - Abtriebswelle						
	AU j6	A1	A2	B	B1	B2	a
AU19	19	21.5	6	30	3	36	M6x16
AU22	22	24.5	6	30	3	36	M6x16

Dimensioni entrate

Input dimensions

Antriebsabmessungen



Flange entrata / <i>Input flange</i> / Antriebsflansch										Albero entrata - <i>Input shaft</i> - Antriebswelle																	
										AE																	
										9		9.525		11		12		12.7		14		15.87		16		19	
	F	Q	V	I	R (H7)	O	S	S1	D	L max	H	L max	H	L max	H	L max	H	L max	H	L max	H	L max	H	L max	H		
P01*	80	=	=	66.67	38.1	5.5	12	3	38.1	41	3.5	41	6	26	6	41	6	41	6	41	6	41	6	41	6		
P02	=	106.5	140	125.72	55.52	7	11	3	45	40	2.5	40	5	25	5	40	5	40	5	40	5	40	5	40	5		
P03*	=	80	90	75	60	5.5	12	3.5	45	41	3.5	41	6	26	6	41	6	41	6	41	6	41	6	41	6		
P04*	105	=	=	85	70	6.5	12	3.5	45	41	3.5	41	6	26	6	41	6	41	6	41	6	41	6	41	6		
P05	=	82.5	110	98.425	73.02	6.5	12	3	45	41	3.5	41	6	26	6	41	6	41	6	41	6	41	6	41	6		
P06	=	90	120	100	80	6.5	13	4	45	42	4.5	42	7	27	7	42	7	42	7	42	7	42	7	42	7		
P07	=	100	135	115	95	8.5	13	4.5	45	42	4.5	42	7	27	7	42	7	42	7	42	7	42	7	42	7		
P08	=	116	160	130	110	9	13	4.5	45	42	4.5	42	7	27	7	42	7	42	7	42	7	42	7	42	7		
P09*	80	=	=	39	26	4.5	12	4	26	41	3.5	41	6	26	6	41	6	41	6	41	6	41	6	41	6		
P10*	80	=	=	65	50	5.5	12	3.5	45	41	3.5	41	6	26	6	41	6	41	6	41	6	41	6	41	6		
P11	=	150	182	166	115	9	32	11	50x14	61	23.5	61	26	46	26	61	26	61	26	61	26	61	26	61	26		
P12*	=	80	105	90	70	6.5	12	3.5	32	41	3.5	41	6	26	6	41	6	41	6	41	6	41	6	41	6		
P14	105	=	=	90	70	6	19	9	32	48	10.5	48	13	33	13	48	13	48	13	48	13	48	13	48	13		
P15 *	80	=	=	70	50	4.5	17	8	45	46	8.5	46	11	31	11	46	11	46	11	46	11	46	11	46	11		
P16	=	142	190	165	130	11	13	4.5	45	42	4.5	42	7	27	7	42	7	42	7	42	7	42	7	42	7		
P17*	80	=	=	63	40	5.5	12	3.5	40	41	3.5	41	6	26	6	41	6	41	6	41	6	41	6	41	6		
P18	=	130	170	145	110	M8	31	7	32	60	22.5	60	25	45	25	60	25	60	25	60	25	60	25	60	25		
P19*	=	80	105	90	60	6.5	12	3.5	32	41	3.5	41	6	26	6	41	6	41	6	41	6	41	6	41	6		
P20*	=	80	105	85	55	5.5	12	3.5	36	41	3.5	41	6	26	6	41	6	41	6	41	6	41	6	41	6		
P21	=	80	110	95	50	M6	12	3.5	45	41	3.5	41	6	26	6	41	6	41	6	41	6	41	6	41	6		
P22	80	=	=	70	50	M4	12	4	45	41	3.5	41	6	26	6	41	6	41	6	41	6	41	6	41	6		
P23	=	80	90	75	60	M5	12	3.5	45	41	3.5	41	6	26	6	41	6	41	6	41	6	41	6	41	6		
P24	80	=	=	46	30	M4	12	4	30	41	3.5	41	6	26	6	41	6	41	6	41	6	41	6	41	6		
P25	80	=	=	99	60	M6	12	3.5	45	41	3.5	41	6	26	6	41	6	41	6	41	6	41	6	41	6		
P26	80	=	=	65	40	M5	12	3.5	40	41	3.5	41	6	26	6	41	6	41	6	41	6	41	6	41	3.5		
P27	=	80	110	82.02	36.8	M6	14	10	36.8	43	5.5	43	8	28	8	43	8	43	8	43	8	43	8	43	5.5		

* Per assemblare il motore è necessario smontare la flangia dal riduttore (vedere schema di montaggio 2 a pag. 21).

* To mount the motor it is necessary to remove the gearbox flange (see assembly drawing 2 on page 21).

* Vor dem Einbauen des Motors soll die Getriebeflang abmontiert werden (siehe Bauanleitung 2 auf Seite 21).

1.9 DATI TECNICI

1.9 TECHNICAL DATA

1.9 TECHNISCHE DATEN

Stadi Steps Stufenzahl	1				2								3									
i	3	4	5	7	9	12	16	20	28	35	49	36	48	64	80	100	140	196	245	343		
n ₁ nom	3000				3500								4000									
n ₁ max	5000																					
T _{2N}	220	230	200	160	250	260	260	260	260	230	180	280	280	280	280	280	280	280	250	200		
T _{2A}	350	370	320	300	400	420	420	420	420	370	350	450	450	450	450	450	450	450	400	370		
T _{2S}	700	750	650	600	800	850	850	850	850	750	700	900	900	900	900	900	900	900	800	750		
J	Vedi pag. 10 / See on page 10 / Siehe Seite 10																					
LpA	< 70																					
R _d	0.96				0.93								0.91									
L _h	20000																					
F _{R2}	3700																					
F _{A2}	1850																					
R _t	32																					
α _{max}	4'				6'								8'									
Kg	7.2				9.3								11.4									

i Rapporto di riduzione nominale
n₁ nom Velocità nominale in entrata [min⁻¹]
n₁ max Velocità massima in entrata [min⁻¹]
T_{2N} Coppia nominale intermittente in uscita [Nm]
T_{2A} Coppia massima di accelerazione in uscita [Nm]
T_{2S} Coppia massima di emergenza in uscita [Nm]
LpA Livello di rumorosità dB(A) a 3000 min⁻¹
Rd Rendimento dinamico
L_h Durata cuscinetti [h]
F_{R2} Carico radiale nominale in uscita [N] a 300min⁻¹
F_{A2} Carico assiale in uscita [N] a 300min⁻¹
R_t Rigidità torsionale [Nm / arcmin]
α_{max} Gioco angolare massimo [arcmin]
J Momento d'inerzia [kg·cm²]

Nominal ratio
Nominal input speed [min⁻¹]
Maximum input speed [min⁻¹]
Rated intermittent output torque [Nm]
Maximum acceleration output torque [Nm]
Maximum emergency output torque [Nm]
Noise level dB(A) at 3000 min⁻¹
Dynamic efficiency
Bearing life [h]
Rated output radial load [N] at 300min⁻¹
Output axial load [N] at 300min⁻¹
Torsional rigidity [Nm / arcmin]
Maximum backlash [arcmin]
Moment of inertia [kg·cm²]

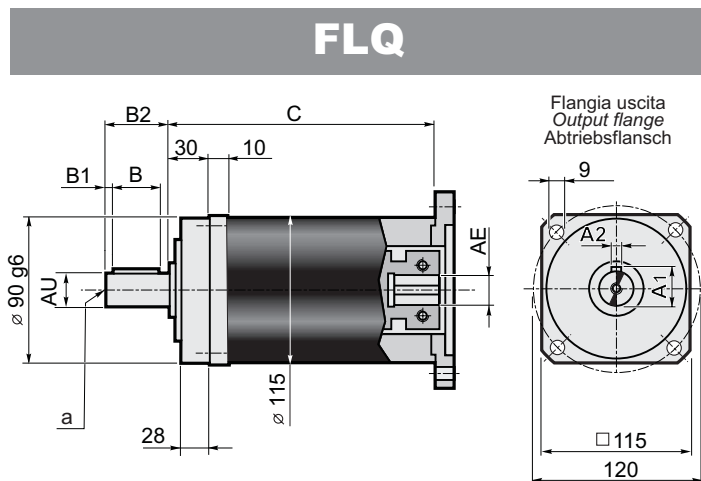
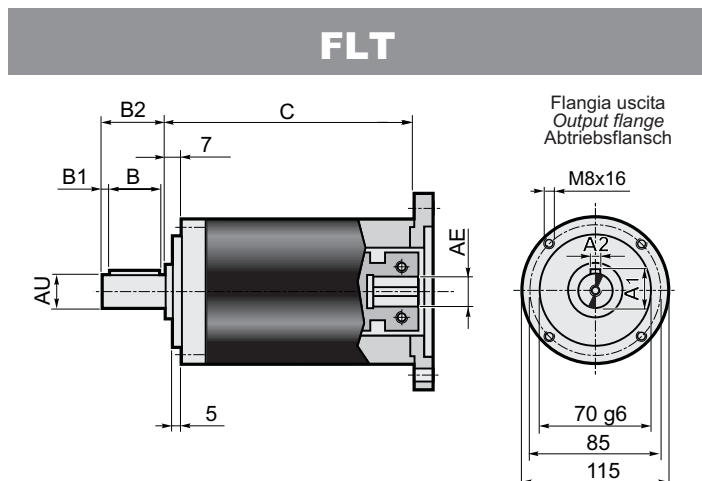
Nenn-Untersetzungsverhältnis
Nenn-Eingangsdrehzahl [min⁻¹]
Maximale Eingangsdrehzahl [min⁻¹]
Nenn-Abtriebsmoment (im Aussetzbetrieb) [Nm]
Maximales Beschleunigungsmoment am Abtrieb [Nm]
Maximale Überlast am Abtrieb [Nm]
Geräuschpegel dB(A) bei 3000 min⁻¹
Dynamischer Wirkungsgrad
Lebensdauer der Lager [h]
Nenn-Radiallast an der Abtriebswelle bei 300min⁻¹
Axiallast an der Abtriebswelle bei 300min⁻¹
Drehfestigkeit [Nm / arcmin]
Maximale Winkelspiel [arcmin]
Traegheitsmoment [kg·cm²]

1.10 DIMENSIONI

1.10 DIMENSIONS

1.10 ABMESSUNGEN

Dimensioni generali e uscite / General and output dimensions / General-und Abtriebsabmessungen



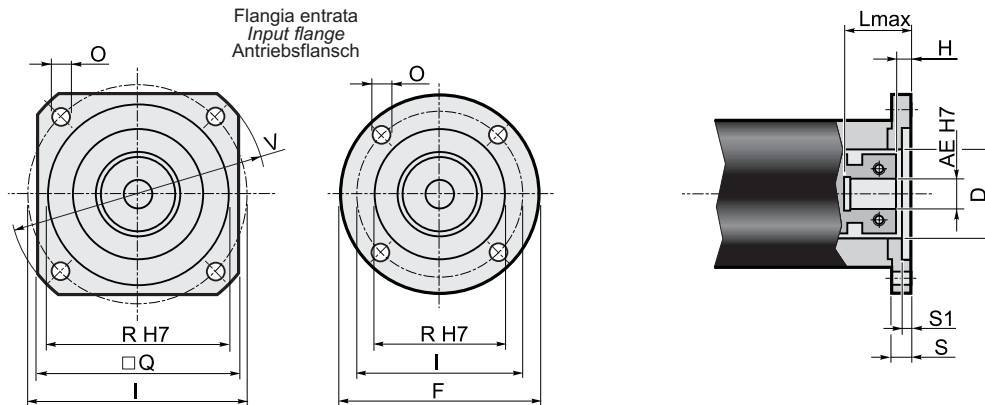
Stadi/Steps/Stufenzahl	1	2	3	
C	126	158.4	191	AE= 12.7-14-15.87-16-19
	145	177	210	AE= 22-24-28

	Albero uscita - Output shaft - Abtriebswelle						
	AU j6	A1	A2	B	B1	B2	a
AU25	25	28	8	40	5	50	M8x20
AU32	32	35	10	50	4	58	M10x25

Dimensioni entrate

Input dimensions

Antriebsabmessungen



Flange entrata / <i>Input flange</i> / Antriebsflansch										Albero entrata - <i>Input shaft</i> - Antriebswelle															
										AE															
										12.7		14		15.87		16		19		22		24		28	
	F	Q	V	I	R (H7)	O	S	S1	D	L max	H	L max	H	L max	H	L max	H	L max	H	L max	H	L max	H		
P01*	=	115	140	125.72	55.52	6.5	13	3	55.52	43	6	35	6	43	6	43	6	43	6	62	6	62	6		
P02*	115	=	=	75	60	5.5	13	3.5	60	43	6	35	6	43	6	43	6	43	6	62	6	62	6		
P03*	115	=	=	85	70	6.5	13	3.5	60	43	6	35	6	43	6	43	6	43	6	62	6	62	6		
P04*	115	=	=	98.42	73.02	6.5	13	3	60	43	6	35	6	43	6	43	6	43	6	62	6	62	6		
P05*	120	=	=	100	80	6.5	13	4	60	43	6	35	6	43	6	43	6	43	6	62	6	62	6		
P06*	=	115	140	115	95	9	13	4.5	60	43	6	35	6	43	6	43	6	43	6	62	6	62	6		
P07	=	115	160	130	110	8.5	13	4.5	60	43	6	35	6	43	6	43	6	43	6	62	6	62	6		
P08	=	142	190	165	130	11	13	4.5	60	43	6	35	6	43	6	43	6	43	6	62	6	62	6		
P09	=	192	250	215	180	13	14	4.5	60	44	7	36	7	44	7	44	7	44	7	63	7	63	7		
P10*	115	=	=	65	50	6.5	13	3.5	50	43	6	35	6	43	6	43	6	43	6	62	6	62	6		
P11	=	130	170	145	110	M 8	31	7	60	61	24	53	24	61	24	61	24	61	24	80	24	80	24		
P12	=	130	170	145	110	M 8	17	7	60	47	10	39	10	47	10	47	10	47	10	66	10	66	10		
P13	=	115	160	130	110	M 8	13	4.5	60	43	6	35	6	43	6	43	6	43	6	62	6	62	6		
P14*	115	=	=	70	50	6.5	13	3.5	50	43	6	35	6	43	6	43	6	43	6	62	6	62	6		
P15	115	=	=	90	70	M5	11	3.5	60	41	4	33	4	41	4	41	4	41	4	60	4	60	4		
P17*	115	=	=	90	70	6.5	13	3.5	60	43	6	35	6	43	6	43	6	43	6	62	6	62	6		
P18	=	115	155	130	95	8.5	13	4.5	60	43	6	35	6	43	6	43	6	43	6	62	6	62	6		
P19*	115	=	=	95	50	6.5	13	3.5	50	43	6	35	6	43	6	43	6	43	6	62	6	62	6		
P20	115	=	=	99	60	M6	13	4	60	43	6	35	6	43	6	43	6	43	6	62	6	62	6		

* Per assemblare il motore è necessario smontare la flangia dal riduttore (vedere schema di montaggio 2 a pag. 21).

* To mount the motor it is necessary to remove the gearbox flange (see assembly drawing 2 on page 21).

* Vor dem Einbauen des Motors soll die Getriebeflang abmontiert werden (siehe Bauanleitung 2 auf Seite 21).

1.9 DATI TECNICI

1.9 TECHNICAL DATA

1.9 TECHNISCHE DATEN

Stadi Steps Stufenzahl	1				2								3									
i	3	4	5	7	9	12	16	20	28	35	49	36	48	64	80	100	140	196	245	343		
n ₁ nom	3000				3500								4000									
n ₁ max	5000																					
T _{2N}	430	470	410	340	500	560	560	560	560	470	370	600	600	600	600	600	600	600	500	450		
T _{2A}	700	750	650	600	800	900	900	900	900	750	700	950	950	950	950	950	950	950	800	750		
T _{2S}	1400	1500	1300	1200	1600	1800	1800	1800	1800	1500	1400	1900	1900	1900	1900	1900	1900	1900	1600	1500		
J	Vedi pag. 10 / See on page 10 / Siehe Seite 10																					
LpA	< 70																					
R _d	0.96				0.93								0.91									
L _h	20000																					
F _{R2}	6600																					
F _{A2}	3300																					
R _t	60																					
α _{max}	4'				6'								8'									
Kg	13.0				17.0								21									

i Rapporto di riduzione nominale
n₁ nom Velocità nominale in entrata [min⁻¹]
n₁ max Velocità massima in entrata [min⁻¹]
T_{2N} Coppia nominale intermittente in uscita [Nm]
T_{2A} Coppia massima di accelerazione in uscita [Nm]
T_{2S} Coppia massima di emergenza in uscita [Nm]
LpA Livello di rumorosità dB(A) a 3000 min⁻¹
R_d Rendimento dinamico
L_h Durata cuscinetti [h]
F_{R2} Carico radiale nominale in uscita [N] a 300min⁻¹
F_{A2} Carico assiale in uscita [N] a 300min⁻¹
R_t Rigidità torsionale [Nm / arcmin]
α_{max} Gioco angolare massimo [arcmin]
J Momento d'inerzia [kg·cm²]

Nominal ratio
Nominal input speed [min⁻¹]
Maximum input speed [min⁻¹]
Rated intermittent output torque [Nm]
Maximum acceleration output torque [Nm]
Maximum emergency output torque [Nm]
Noise level dB(A) at 3000 min⁻¹
Dynamic efficiency
Bearing life [h]
Rated output radial load [N] at 300min⁻¹
Output axial load [N] at 300min⁻¹
Torsional rigidity [Nm / arcmin]
Maximum backlash [arcmin]
Moment of inertia [kg·cm²]

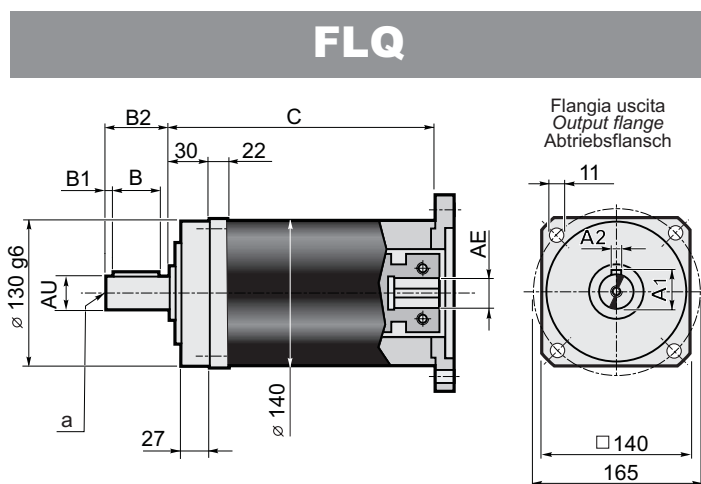
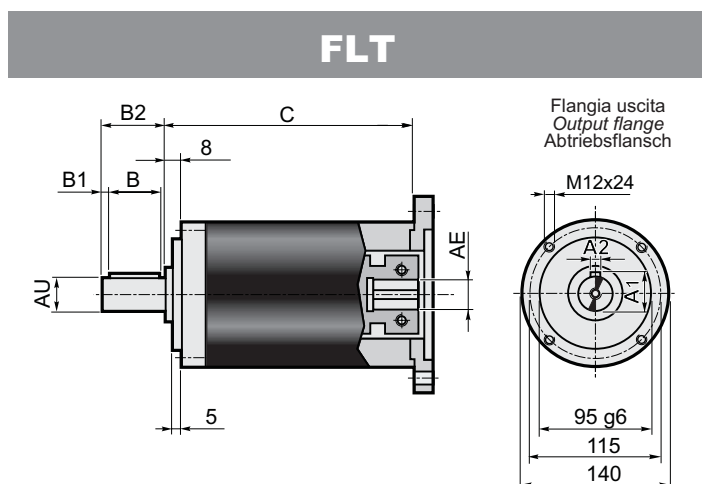
Nenn-Untersetzungsverhältnis
Nenn-Eingangsdrehzahl [min⁻¹]
Maximale Eingangsdrehzahl [min⁻¹]
Nenn-Abtriebsmoment (im Aussetzbetrieb) [Nm]
Maximales Beschleunigungsmoment am Abtrieb [Nm]
Maximale Überlast am Abtrieb [Nm]
Geräuschpegel dB(A) bei 3000 min⁻¹
Dynamischer Wirkungsgrad
Lebensdauer der Lager [h]
Nenn-Radiallast an der Abtriebswelle bei 300min⁻¹
Axiallast an der Abtriebswelle bei 300min⁻¹
Drehfestigkeit [Nm / arcmin]
Maximale Winkelspiel [arcmin]
Traegheitsmoment [kg·cm²]

1.10 DIMENSIONI

1.10 DIMENSIONS

1.10 ABMESSUNGEN

Dimensioni generali e uscite / General and output dimensions / General-und Abtriebsabmessungen



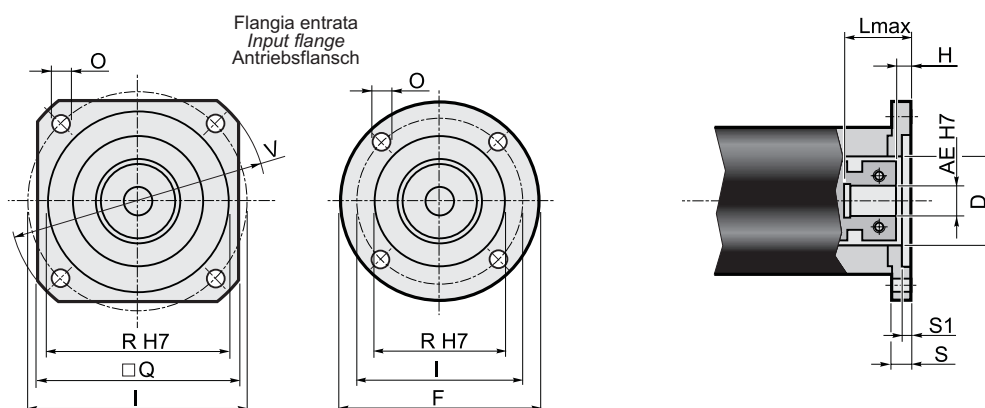
Stadi/Steps/Stufenzahl	1	2	3	
C	160	201	242	AE= 15.87-16-19-22-24
	185	226	267	AE= 28-32-35-38

	Albero uscita - Output shaft - Abtriebswelle						
	AU j6	A1	A2	B	B1	B2	a
AU38	38	41	10	70	5	80	M10x25
AU40	40	43	12	70	5	80	M10x25

Dimensioni entrate

Input dimensions

Antriebsabmessungen



Flange entrata / <i>Input flange</i> / Antriebsflansch										Albero entrata - <i>Input shaft</i> - Antriebswelle																	
										AE																	
										15.87		16		19		22		24		28		32		35		38	
	F	Q	V	I	R (H7)	O	S	S1	D	L max	H	L max	H	L max	H	L max	H	L max	H	L max	H	L max	H	L max	H		
P01*	140	=	=	125.72	55.52	6.5	15	4	55.52	57.8	6.8	57.8	6.8	42.8	6.8	57.8	6.8	57.8	6.8	82.8	7.3	82.8	7.3	82.8	7.3		
P02*	140	=	=	100	80	6.5	15	4	70	57.8	6.8	57.8	6.8	42.8	6.8	57.8	6.8	57.8	6.8	82.8	7.3	82.8	7.3	82.8	7.3		
P03*	140	=	=	115	95	8.5	15	4.5	70	57.8	6.8	57.8	6.8	42.8	6.8	57.8	6.8	57.8	6.8	82.8	7.3	82.8	7.3	82.8	7.3		
P04*	=	140	160	130	110	8.5	15	4.5	70	57.8	6.8	57.8	6.8	42.8	6.8	57.8	6.8	57.8	6.8	82.8	7.3	82.8	7.3	82.8	7.3		
P05	=	142	190	165	130	11	15	4.5	70	57.8	6.8	57.8	6.8	42.8	6.8	57.8	6.8	57.8	6.8	82.8	7.3	82.8	7.3	82.8	7.3		
P06	=	190	250	215	180	13	15	4.5	70	57.8	6.8	57.8	6.8	42.8	6.8	57.8	6.8	57.8	6.8	82.8	7.3	82.8	7.3	82.8	7.3		
P07	=	250	300	265	230	13	15	4.5	70	57.8	6.8	57.8	6.8	42.8	6.8	57.8	6.8	57.8	6.8	82.8	7.3	82.8	7.3	82.8	7.3		
P08	=	130	165	145	110	M 8	18	7	70	60.8	9.8	60.8	9.8	45.8	9.8	60.8	9.8	60.8	9.8	85.8	10.3	85.8	10.3	85.8	10.3		
P09	=	180	230	200	114.3	13.5	22	11	70	64.8	13.8	64.8	13.8	49.8	13.8	64.8	13.8	64.8	13.8	89.8	14.3	89.8	14.3	89.8	14.3		
P10	=	115	150	130	95	M 8	15	4.5	70	57.8	6.8	57.8	6.8	42.8	6.8	57.8	6.8	57.8	6.8	82.8	7.3	82.8	7.3	82.8	7.3		
P11	=	180	230	198	155	13.5	22	7	120x11	64.8	13.8	64.8	13.8	49.8	13.8	64.8	13.8	64.8	13.8	89.8	14.3	89.8	14.3	89.8	14.3		
P12	=	220	270	235	200	13.5	15	5	70	57.8	6.8	57.8	6.8	42.8	6.8	57.8	6.8	57.8	6.8	82.8	7.3	82.8	7.3	82.8	7.3		
P13	=	190	250	215	130	13	15	4.5	70	57.8	6.8	57.8	6.8	42.8	6.8	57.8	6.8	57.8	6.8	82.8	7.3	82.8	7.3	82.8	7.3		
P14	=	142	190	165	110	11	15	4.5	70	57.8	6.8	57.8	6.8	42.8	6.8	57.8	6.8	57.8	6.8	82.8	7.3	82.8	7.3	82.8	7.3		
P15*	150	=	=	90	70	6.5	15	4	70	57.8	6.8	57.8	6.8	42.8	6.8	57.8	6.8	57.8	6.8	82.8	7.3	82.8	7.3	82.8	7.3		

* Per assemblare il motore è necessario smontare la flangia dal riduttore (vedere schema di montaggio 2 a pag. 21).

* To mount the motor it is necessary to remove the gearbox flange (see assembly drawing 2 on page 21).

* Vor dem Einbauen des Motors soll die Getriebeflang abmontiert werden (siehe Bauanleitung 2 auf Seite 21).

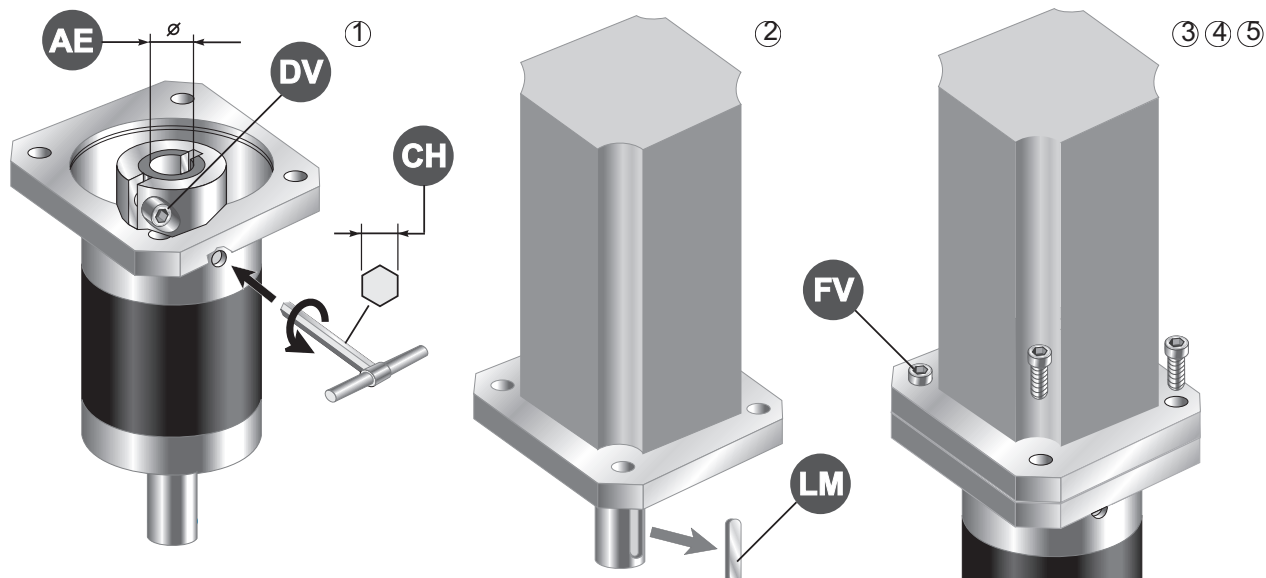
1.11 Istruzioni per il montaggio del motore

1.11 Instructions for assembly of motor

1.11 Anleitung für Motormontage

1

Schema di montaggio / Assembly drawing / Bauanleitung 1

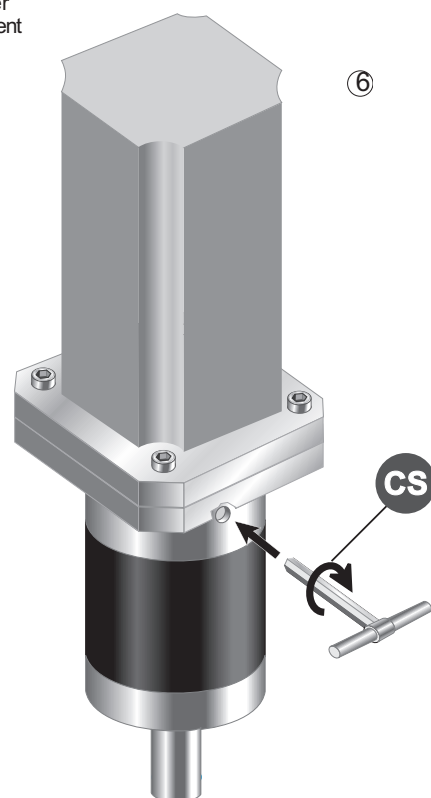


- 1 - Allentare la vite di serraggio del morsetto (DV)
- 2 - Estrarre la linguetta (LM) dall'albero motore
- 3 - Pulire le superfici di contatto delle flange motore e riduttore
- 4 - Calettare il motore sul riduttore evitando urti
- 5 - Stringere le viti di assemblaggio (FV) in modo alternato
- 6 - Serrare la vite (o le viti) del morsetto (DV) alla coppia (CS) indicata in tabella

- 1 - Unloose the fastening screw (or screws) of the clamp (DV)
- 2 - Remove the key (LM) from motor shaft
- 3 - Clean the contact surfaces of motor flange/gearbox flange
- 4 - Avoid impacts while fitting motor to gearbox
- 5 - Tighten the assembling screws (FV) alternatively
- 6 - Tighten the clamp screw, or screws (DV) according to the torque (CS) reported in the table

- 1 - die Befestigungsschraube der Klammer (DV) lockern
- 2 - die Feder (LM) aus Motorwelle ziehen
- 3 - die Motorflansch / Getriebeflansch Kontaktfläche reinigen
- 4 - Motor und Getriebe ohne Stöße verkeilen
- 5 - die Befestigungsschrauben (FV) abwechselnd anziehen
- 6 - die Schraube (oder Schrauben) der Klammer (DV) zu dem in der Tabelle angegebenen Anzugsmoment anziehen

REP 075	AE	6	6.35	7	8	9	9.52	11	12	12.7	14
	DV	M4									
	NV	1									
	CH	3									
	CS [Nm]	4.8									
REP 100	AE	9	9.52	11	12	12.7	14	15.87	16	19	
	DV	M4						M5			
	NV	1						1			
	CH	3						4			
	CS [Nm]	4.8						9.4			
REP 125	AE	12.7	14	15.87	16	19	22	24	28		
	DV	M4		M5				M6			
	NV	1		1				2			
	CH	3		4				5			
	CS [Nm]	4.8		9.4				16.2			
REP 150	AE	15.87	16	19	22	24	28	32	35	38	
	DV	M6			M6			M6			
	NV	1			2			3			
	CH	5			5			5			
	CS [Nm]	16.2			16.2			16.2			



AE= Albero entrata / Input shaft / Antriebswelle
DV= Diametro vite / Screw diameter / Schraubendurchmesser

NV= Numero viti / Number of screw / Schraubenanzahl
CS= Coppia di serraggio / Setting torque / Spannungsmoment

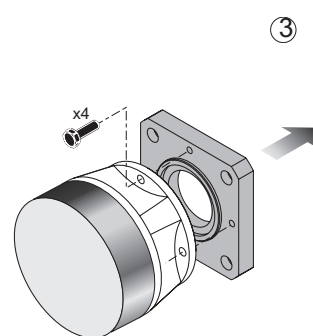
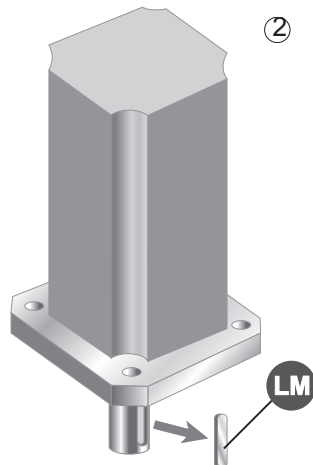
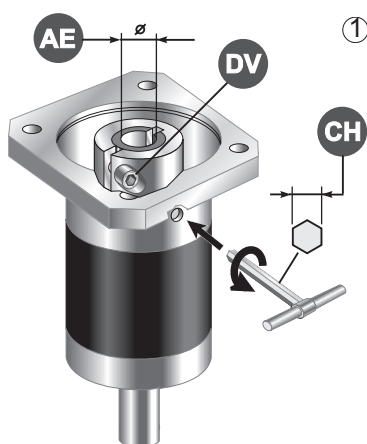
1.11 Istruzioni per il montaggio del motore

1.11 Instructions for assembly of motor

1.11 Anleitung für Motormontage

2

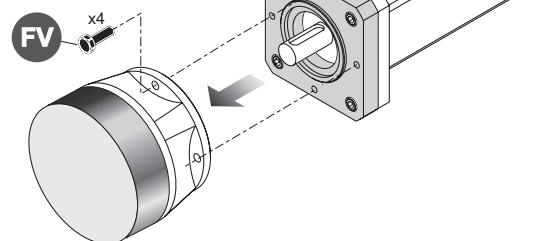
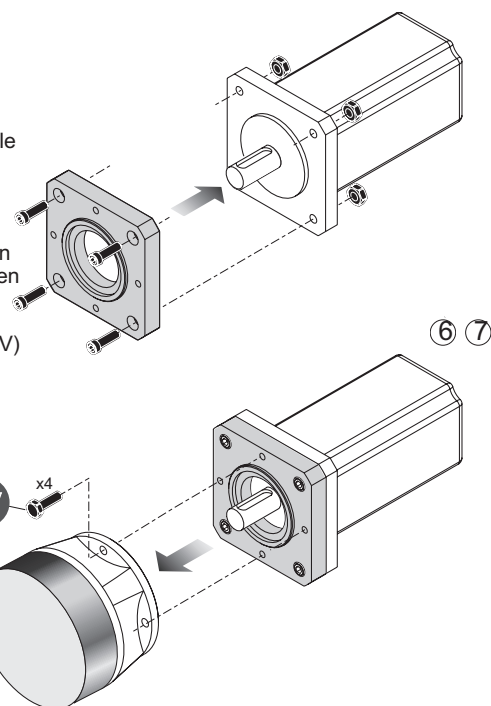
Schema di montaggio / Assembly drawing / Bauanleitung 2



- 1 - Allentare la vite di serraggio del morsetto (DV)
- 2 - Estrarre la linguetta (LM) dall'albero motore
- 3 - Smontare la flangia dal riduttore
- 4 - Pulire le superfici di contatto delle flange motore e riduttore
- 5 - Fissare la flangia sul motore
- 6 - Calettare il motore sul riduttore evitando urti
- 7 - Stringere le viti di assemblaggio (FV) in modo alternato
- 8 - Serrare la vite (o le viti) del morsetto (DV) alla coppia (CS) indicata in tabella

- 1 - Unloose the fastening screw (or screws) of the clamp (DV)
- 2 - Remove the key (LM) from motor shaft
- 3 - Remove the flange from the gearbox
- 4 - Clean the contact surfaces of motor flange/gearbox flange
- 5 - Fix the flange on the motor
- 6 - Avoid impacts while fitting motor to gearbox
- 7 - Tighten the assembling screws (FV) alternatively
- 8 - Tighten the clamp screw, or screws (DV) according to the torque (CS) reported in the table

- 1 - die Befestigungsschraube der Klammer (DV) lockern
- 2 - die Feder (LM) aus Motorwelle ziehen
- 3 - die Flansch von Getriebe abmontieren
- 4 - die Motorflansch / Getriebe-flansch Kontaktfläche reinigen
- 5 - die Flansch an Motor befestigen
- 6 - Motor und Getriebe ohne Stöße verkeilen
- 7 - die Befestigungsschrauben (FV) abwechselnd anziehen
- 8 - die Schraube (oder Schrauben) der Klammer (DV) zu dem in der Tabelle angegebenen Anzugsmoment anziehen



	AE	6	6.35	7	8	9	9.52	11	12	12.7	14
REP 075	DV	M4									
	NV	1									
	CH	3									
	CS [Nm]	4.8									
	AE	9	9.52	11	12	12.7	14	15.87	16	19	
REP 100	DV	M4						M5			
	NV	1						4			
	CH	3						4			
	CS [Nm]	4.8						9.4			
	AE	12.7	14	15.87	16	19	22	24	28		
REP 125	DV	M4		M5			M6				
	NV	1		1			2				
	CH	3		4			5				
	CS [Nm]	4.8		9.4			16.2				
	AE	15.87	16	19	22	24	28	32	35	38	
REP 150	DV	M6		M6			M6				
	NV	1		2			3				
	CH	5		5			5				
	CS [Nm]	16.2		16.2			16.2				

AE= Albero entrata / Input shaft / Antriebswelle
DV= Diametro vite / Screw diameter / Schraubendurchmesser

NV= Numero viti / Number of screw / Schraubenanzahl
CS= Coppia di serraggio / Setting torque / Spannungsmoment

1.12 ESEMPI DI APPLICAZIONI

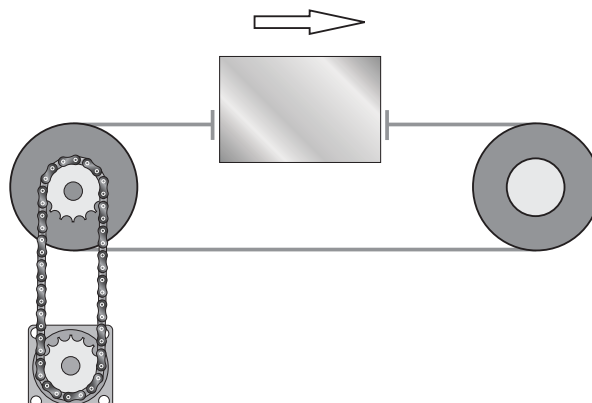
1.12 EXAMPLES OF APPLICATIONS

1.12 ANWENDUNGSBEISPIELE

CARRELLO SCORREVOLE

SLIDING CARRIAGE

LAUFWAGEN



L'applicazione prevede la movimentazione lineare di una tavola tramite una catena (rapporto di riduzione della trasmissione: $i=1$). La massa del carrello è di $m=200$ kg. Il pignone, montato sull'albero uscita del riduttore, ha diametro primitivo $D_p=0.1$ m. Il carrello deve essere accelerato in $t_a=0.2$ s ad una velocità massima $v_2=0.6$ m/s. Il rapporto di riduzione del riduttore è $i=20$. La forza resistente che si oppone allo spostamento è pari a $F=500$ N (data dal prodotto della forza per il coefficiente di attrito).

The application requires the linear motion of a table (see picture) by means of a chain (reduction ratio of the transmission: $i=1$). The carriage mass is $m=200$ Kg. The pinion, which is mounted on the gearbox output shaft, features a pitch diameter $\varnothing p=0.1$ m. The carriage has to be accelerated in $t_a=0.2$ s to a maximum speed $v_2=0.6$ m/s. The reduction ratio of the gearbox is $i=20$. The resisting force acting against the motion is $F=500$ N (product of the force by the coefficient of friction).

Die Applikation sieht die Linearbewegung einer Scheibe durch eine Kette vor. (Übersetzungsverhältnis: $i=1$). Die Masse der Wagen ist $m=200$ Kg. Der auf der Getriebeabtriebswelle montierten Ritzel weist einen Durchmesser $\varnothing p=0.1$ m. Der Wagen soll in $t_a=0.2$ s bis Höchstgeschwindigkeit $v_2=0.6$ m/s beschleunigt werden. Das Übersetzungsverhältnis des Getriebes ist $i=20$. Die Widerstandskraft, die gegen die Bewegung wirkt, ist $F=500$ N (Produkt von Kraft mal Reibungskoeffizient).

- Determinazione della coppia resistente T_{RES}

$$T_{RES} = F \cdot r = 500 \cdot 0.1 / 2 = 25 \text{ Nm}$$

- Determinazione della coppia resistente T_{IN} dovuta all'inerzia

$$T_{IN} = F_i \cdot D_p / 2 \text{ (Nm)}$$

Dove F_i è la forza di inerzia, la quale, nel caso di traslazione, vale:

$$F_i = m \cdot a \quad (\text{N})$$

In questo caso, l'accelerazione risulta:

$$a = (v_2 - v_0) / t_a \quad (\text{m/s}^2)$$

con v_2 = velocità finale (m/s)

v_0 = velocità iniziale (m/s)

t_a = tempo di accelerazione (s)

quindi:

$$a = (0.6 - 0) / 0.2 = 3 \text{ m/s}^2$$

$$F_i = 200 \cdot 3 = 600 \text{ N}$$

$$T_{IN} = 600 \cdot 0.1 / 2 = 30 \text{ Nm}$$

Pertanto, la coppia da prendere in considerazione, per dimensionare correttamente l'applicazione, vale:

$$T_2 = T_{RES} + T_{IN} = 25 + 30 = 55 \text{ Nm}$$

In funzione di questo risultato si dovrà individuare un adeguato motore (in prima approssimazione: $T_{MOT} = (T_2 / i) \cdot R_d$), tale cioè da garantire una coppia motrice sufficiente a vincere gli attriti e le inerzie presenti. Successivamente, in funzione delle caratteristiche del motore scelto e delle rimanenti specifiche dell'applicazione (ciclo di lavoro, numero di cicli all'ora ecc.) si procede selezionando opportunamente il riduttore (v. selezione del riduttore).

- Calculation of resisting torque T_{RES}

$$T_{RES} = F \cdot r = 500 \cdot 0.1 / 2 = 25 \text{ Nm}$$

- Calculation of resisting torque of inertia T_{IN}

$$T_{IN} = F_i \cdot D_p / 2 \text{ (Nm)}$$

F_i is the inertial force which, in case of translation, is:

$$F_i = m \cdot a \quad (\text{N})$$

In this case, acceleration is:

$$a = (v_2 - v_0) / t_a \quad (\text{m/s}^2)$$

v_2 = final speed

v_0 = initial speed

t_a = acceleration time (s)

Therefore:

$$a = (0.6 - 0) / 0.2 = 3 \text{ m/s}^2$$

$$F_i = 200 \cdot 3 = 600 \text{ N}$$

$$T_{IN} = 600 \cdot 0.1 / 2 = 30 \text{ Nm}$$

As a result, for the purpose of a correct dimensioning of the application, the following torque has to be taken into consideration:

$$T_2 = T_{RES} + T_{IN} = 25 + 30 = 55 \text{ Nm}$$

This value has to be taken into account when selecting the motor (approx. $T_{MOT} = (T_2 / i) \cdot R_d$). The motor torque should be high enough as to overcome friction and inertia forces. Subsequently, it is possible to proceed with the selection of the gearbox on the basis of motor specifications and features of application (operation cycle, no. cycles per hour, etc.) (see Selection of the gearbox).

- Berechnung von Widerstandsdrehmoment T_{RES}

$$T_{RES} = F \cdot r = 500 \cdot 0.1 / 2 = 25 \text{ Nm}$$

- Berechnung von Trägheitsdrehmoment T_{IN}

$$T_{IN} = F_i \cdot D_p / 2 \text{ (Nm)}$$

F_i ist die Trägheit, die im Falle von Translation wie folgt ist:

$$F_i = m \cdot a \quad (\text{N})$$

In diesem Fall ist die Beschleunigung wie folgt:

$$a = (v_2 - v_0) / t_a \quad (\text{m/s}^2)$$

Mit v_2 = Endgeschwindigkeit

v_0 = Startgeschwindigkeit

t_a = Beschleunigungszeit(s)

Folglich:

$$a = (0.6 - 0) / 0.2 = 3 \text{ m/s}^2$$

$$F_i = 200 \cdot 3 = 600 \text{ N}$$

$$T_{IN} = 600 \cdot 0.1 / 2 = 30 \text{ Nm}$$

Damit die Dimensionierung der Applikation korrekt ist, ist das folgendes Drehmoment zu betrachten:

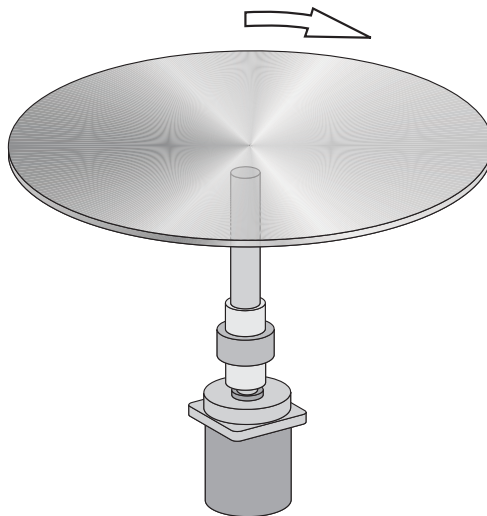
$$T_2 = T_{RES} + T_{IN} = 25 + 30 = 55 \text{ Nm}$$

Von diesen Wert hängt die Wahl des Motors (annähernd: $T_{MOT} = (t_2 / i) \cdot R_d$) ab. Das Antriebsdrehmoment muss ausreichend hoch sein, um Reibungs- und Trägheitskräfte überwinden zu können. Schließlich wird das Getriebe abhängig von Applikation (Arbeitszyklus, Zyklen pro Stunde, u.s.w.) und Motoreigenschaften gewählt. (Siehe Wahl des Getriebes).

TAVOLA ROTANTE

REVOLVING TABLE

DREHSCHLEIBE



L'applicazione prevede la messa in rotazione di una tavola cilindrica di massa pari a $m=20\text{kg}$ e raggio $r=0.5\text{m}$.
Tale tavola deve essere accelerata da $n_0 = 0 \text{ min}^{-1}$ a $n_1 = 300 \text{ rpm}$ in $t_a=0.3 \text{ s}$.
Il rapporto di riduzione del riduttore è $i=20$.
Si suppone che la coppia resistente per mantenere in rotazione uniforme la tavola sia trascurabile rispetto alla coppia legata all'inerzia dell'applicazione.

Quindi, in questo caso:

$$T_2 = T_{IN} = J \cdot a_a \text{ (Nm)}$$

Dove $J \text{ (kgm}^2\text{)}$ è il momento d'inerzia di massa della tavola rotante, ed $a_a \text{ (rad/s}^2\text{)}$ è la accelerazione angolare.

$$J = (m \cdot r^2) / 2 = (20 \cdot 0.5^2) / 2 = 2.5 \text{ kgm}^2$$

$$a_a = \frac{\omega_1 - \omega_0}{t_a} \text{ (rad/s}^2\text{)}$$

$$\omega_1 = (2 \cdot \pi \cdot n_1) / 60 = (2 \cdot \pi \cdot 300) / 60 = 31.4 \text{ rad/s}$$

Quindi:

$$a_a = \frac{31.4 - 0}{0.3} = 104.6 \text{ (rad/s}^2\text{)}$$

Infine:

$$T_2 = T_{IN} = 2.5 \cdot 104.6 = 261 \text{ Nm}$$

In funzione di questo risultato si dovrà individuare un adeguato motore (in prima approssimazione: $T_{MOT} = (T_2 / i) \cdot R_d$), tale cioè da garantire una coppia motrice sufficiente a vincere gli attriti e le inerzie presenti. Successivamente, in funzione delle caratteristiche del motore scelto e delle rimanenti specifiche dell'applicazione (ciclo di lavoro, numero di cicli all'ora ecc.) si procede selezionando opportunamente il riduttore (v. selezione del riduttore).

*The application requires the rotation of a cylindrical table with mass $m=20 \text{ Kg}$ and radius $r=0.5\text{m}$.
The table has to be accelerated from $n_0=0 \text{ rpm}$ to $n_1=300 \text{ min}^{-1}$ in $t_a=0.3\text{s}$.
The reduction ratio of the gearbox is $i=20$.
The resisting torque, which enables uniform rotation of the table, is assumed to be negligible compared to the torque caused by the inertia of the application.*

Therefore, in this case:

$$T_2 = T_{IN} = J \cdot a_a \text{ (Nm)}$$

$J \text{ (kgm}^2\text{)}$ is the moment of inertia of the mass of the revolving table and $a_a \text{ (rad/s}^2\text{)}$ is the angular acceleration.

$$J = (m \cdot r^2) / 2 = (20 \cdot 0.5^2) / 2 = 2.5 \text{ kgm}^2$$

$$a_a = \frac{\omega_1 - \omega_0}{t_a} \text{ (rad/s}^2\text{)}$$

$$\omega_1 = (2 \cdot \pi \cdot n_1) / 60 = (2 \cdot \pi \cdot 300) / 60 = 31.4 \text{ rad/s}$$

Therefore:

$$a_a = \frac{31.4 - 0}{0.3} = 104.6 \text{ (rad/s}^2\text{)}$$

In conclusion:

$$T_2 = T_{IN} = 2.5 \cdot 104.6 = 261 \text{ Nm}$$

This value has to be taken into account when selecting the motor (approx. $T_{MOT} = (T_2 / i) \cdot R_d$). The driving torque should be high enough as to overcome friction and inertia forces. Subsequently, proceed with the selection of the gearbox on the basis of motor specifications and features of application (operation cycle, no. cycles per hours, etc.) (see Selection of the gearbox).

Die Applikation sieht die Drehung einer zylindrischen Scheibe vor, deren Masse $m=20\text{Kg}$ ist und deren Halbmesser $r=0.5 \text{ m}$ ist. Solche Scheibe soll von $n_0 = 0 \text{ U/Min}$ bis $n_1=300 \text{ min}^{-1}$ in $t_a=0.3\text{s}$ beschleunigt werden. Das Übersetzungsverhältnis des Getriebes ist $i=20$.

Es wird angenommen, dass das zur gleichmäßigen Drehung der Scheibe dienenden Widerstandsdrehmoment unbeträchtlich im Vergleich zum Trägheitsmoment ist.

Folglich, in diesem Fall:

$$T_2 = T_{IN} = J \cdot a_a \text{ (Nm)}$$

$J \text{ (kgm}^2\text{)}$ ist das Trägheitsmoment der Masse der Drehscheibe und $a_a \text{ (rad/s}^2\text{)}$ ist die Winkelbeschleunigung.

$$J = (m \cdot r^2) / 2 = (20 \cdot 0.5^2) / 2 = 2.5 \text{ kgm}^2$$

$$a_a = \frac{\omega_1 - \omega_0}{t_a} \text{ (rad/s}^2\text{)}$$

$$\omega_1 = (2 \cdot \pi \cdot n_1) / 60 = (2 \cdot \pi \cdot 300) / 60 = 31.4 \text{ rad/s}$$

Folglich:

$$a_a = \frac{31.4 - 0}{0.3} = 104.6 \text{ (rad/s}^2\text{)}$$

Schließlich:

$$T_2 = T_{IN} = 2.5 \cdot 104.6 = 261 \text{ Nm}$$

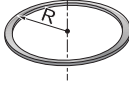
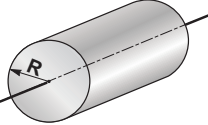
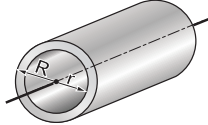
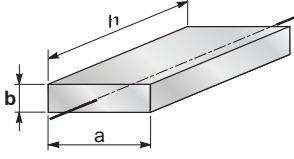
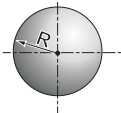
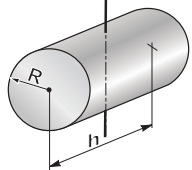
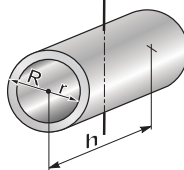
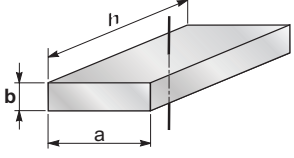
Von diesem Wert hängt die Wahl des Motors (annähernd: $T_{MOT} = (T_2 / i) \cdot R_d$) ab. Das Antriebsdrehmoment muss ausreichend hoch sein, um Reibungs- und Trägheitskräfte überwinden zu können. Schließlich wird das Getriebe abhängig von Applikation (Arbeitszyklus, Zyklen pro Stunde, u.s.w.) und Motoreigenschaften gewählt (siehe Wahl des Getriebes).

1.13 FORMULARIO

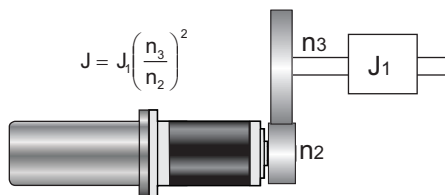
1.13 FORMULARY

1.13 FORMELSAMMLUNG

Calcolo dell'inerzia J / Calculation of inertia J / Berechnung der Tragheit J

			
$J = MR^2$	$J = \frac{1}{2}MR^2$	$J = \frac{M(R^2 + r^2)}{2}$	$J = \frac{M(a^2 + b^2)}{12}$
			
$J = \frac{2}{5}MR^2$	$J = \frac{M}{4}\left(\frac{h^2}{3} + R^2\right)$	$J = \frac{M}{4}\left(\frac{h^2}{3} + R^2 + r^2\right)$	$J = \frac{M(h^2 + a^2)}{12}$

M	[Kg]	Massa	Weight	Maße
a, b, h	[m]	Dimensioni	Dimensions	Abmessungen
J	[Kgm ²]	Inerzia	Inertia	Trägheitsmoment

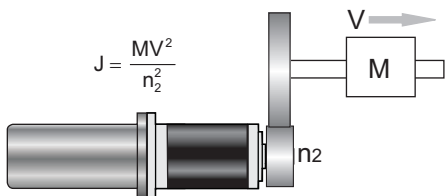


$$J = J_1 \left(\frac{n_3}{n_2} \right)^2$$

J = inerzia riferita all'albero uscita del riduttore con velocità n_2 [rad/s] derivante da una massa con inerzia J_1 e ruotante a velocità n_3 [rad/s].

J = inertia referred to the gearbox output shaft with speed n_2 [rad/s] resulting from a mass with inertia J_1 rotating at n_3 speed [rad/s].

J = Trägheit mit Bezug auf Getriebeabtriebswelle mit Drehzahl n_2 [rad/s], die von einer Masse mit Trägheit J_1 zu n_3 Drehzahl ableitet [rad/s].



$$J = \frac{MV^2}{n_2^2}$$

J = inerzia riferita all'albero uscita del riduttore con velocità n_2 [rad/s] derivante da una massa traslante M [Kg] a velocità V [m/s].

J = inertia referred to the gearbox output shaft with speed n_2 [rad/s] resulting from a translating mass M [Kg] at V speed [m/s].

J = Trägheit mit Bezug auf Getriebeabtriebswelle mit Drehzahl n_2 [rad/s], die von einer Translation-Masse M [Kg] zu V Drehzahl [m/s] ableitet.

Relazioni fondamentali fra coppia T [Nm], inerzia J [Kgm²] e accelerazione angolare a_a [rad/s²].

Fundamental relations between torque T [Nm], inertia J [Kgm²] and angular acceleration a_a [rad/s²].

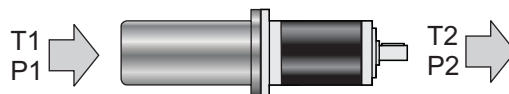
Wesentliche Relationen zwischen drehmoment T [Nm], Trägheit J [Kgm²] und Winkelbeschleunigung a_a [rad/s²].

$$T = J \cdot a_a$$

Relazioni fondamentali fra coppia e potenza in entrata (T1, P1) e in uscita (T2, P2), il rendimento Rd e il rapporto di riduzione i del riduttore.

Fundamental relations between input torque and power (T1, P1), output torque and power (T2, P2), efficiency Rd, gearbox reduction ratio i.

Wesentliche Relationen zwischen Antriebsdrehmoment und -leistung (T1, P1), Abtriebsdrehmoment und -leistung (T2, P2), Wirkungsgrad Rd, Untersetzungsverhältnis i des Getriebes.



$$P2 = P1 \cdot Rd \quad T2 = T1 \cdot i \cdot Rd$$