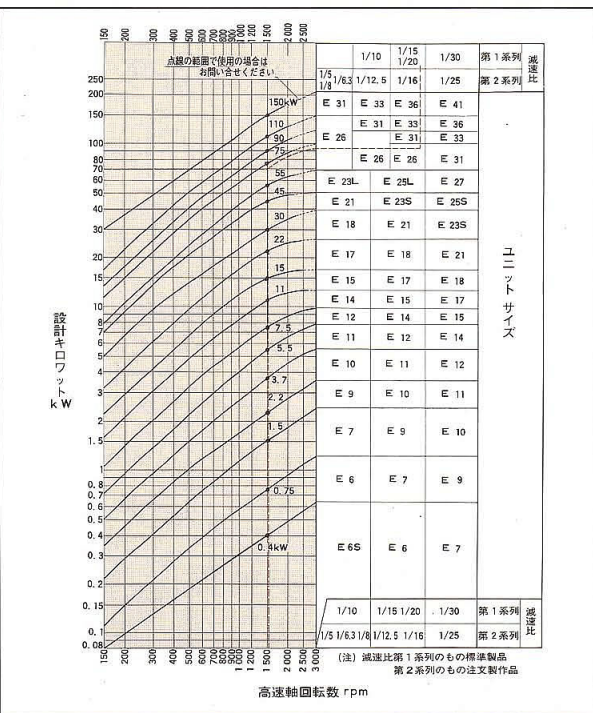


2 EZ形歯車減速機

負荷状態の異なる各種産業機械に、定常荷重条件で設計された標準減速機を使用するには、被動機により異なる種々の荷重条件を考慮した、すなわち定常的荷重条件に換算した設計kWをもって、ユニットサイズを選定する必要があります。

表3 ユニットサイズ選定表



原動機および被動機の種類により設計kWを求め、高速軸回転数と減速比から表3により、ユニットサイズを選定してください。

$$\text{設計kW} = \text{所要動力 (kW)} \times \text{被動機係数}$$

被動機係数 表4および表5

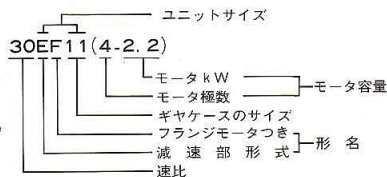
➡ 選定例

- ベルトコンベヤ用
原動機 モータ75kW
1500rpm
所要動力 70kW
軸回転数 高速軸1500rpm
(モータ直結)
低速軸 75rpm
減速比 75/1500=1/20
使用時間 8h/dayのとき
被動機係数=1 (表5よりU)
設計kW=70×1=70kW
設計70kWと高速軸1500rpmの交点のユニットサイズ範囲を右にたどり、減速比1/20と交わった所から、ユニットサイズE26となる。
- バケットエレベータ(重荷重)用
原動機 モータ30kW
1200rpm
所要動力 高速軸1200rpm
(モータ直結)
低速軸 40rpm
減速比 40/1200=1/30
使用時間 24h/dayのとき
被動機係数=1.5 (表5よりM)
設計kW=24×1.5=36kW
例1と同様にして
ユニットサイズE25Sとなる。

3 形式表示

減速比・ユニットサイズ・モータ容量(EFのとき)
により、つぎのように示します。

EF形ギヤードモータ——品名



EZ形歯車減速機——品名

